

**การออกแบบและพัฒนาเครื่องໂຮຍໝໍຍຄອກຕ່ອພ່ວງຈອບໜຸນ  
ສໍາຮັບກາຣໄຄເຕີຍມດິນໃນນາ້ວ**

**นางສາວກັນຍາ ໂກສຸມກົ່າ**

**ວິທະຍານີພັນໝື້ນີ້ແມ່ນສ່ວນໜຶ່ງຂອງກາຣສຶກສາຕາມຫລັກສູດປະລົງລູາວິສວກຮຽມສາສຕຣມທານັບຄົມທິດ  
ສາຂາວິຊາວິສວກຮຽມເຄື່ອງກຳລົດ  
ມາຫວິທະຍາລ້ຽຍເທິກໂນໂລຢືນສູງນາວີ  
ປີກາຣສຶກສາ 2555**

**DESIGN AND DEVELOPMENT OF MANURE  
FERTILIZER APPLICATOR EQUIPPED  
WITH ROTARY TILLER FOR PADDY  
FIELD TILLAGE**

**Kanya Kosum**

**A Thesis Submitted in Partial Fulfillment of the Requirements for the  
Degree of Master of Engineering in Mechanical Engineering  
Suranaree University of Technology**

**Academic Year 2012**

การออกแบบและพัฒนาเครื่องโดยนักศึกษาต่อผู้เชี่ยวชาญ  
สำหรับการได้เตรียมดินในนาข้าว

มหาวิทยาลัยเทคโนโลยีสุรนารี อนุมัติให้นับวิทยานิพนธ์ฉบับนี้เป็นส่วนหนึ่งของการศึกษา  
ตามหลักสูตรปริญญามหาบัณฑิต

คณะกรรมการสอบวิทยานิพนธ์

(ผศ. ดร. จิระพล ศรีเสริฐผล)

ประธานกรรมการ

(อ. ดร. สามารถ นุญอาจ)

กรรมการ (อาจารย์ที่ปรึกษาวิทยานิพนธ์)

(ผศ. ดร. พยุงศักดิ์ ฉุลย์สัน)

กรรมการ

(ก. ดร. ชุภิจ ลิมปิจำนวงศ์)  
รองอธิการบดีฝ่ายวิชาการ

(รศ. ร.อ. ดร. กนต์ธาร ชานินประศาสน์)  
คณบดีสำนักวิชาศึกษาศาสตร์

กันณู โภสุมก์ : การออกแบบและพัฒนาเครื่องโรยปุ๋ยคอกต่อพ่วงขอบหมุนสำหรับการ  
ไถเตรียมดินในนาข้าว (DESIGN AND DEVELOPMENT OF MANURE FERTILIZER  
APPLICATOR EQUIPPED WITH ROTARY TILLER FOR PADDY FIELD  
TILLAGE) อาจารย์ที่ปรึกษา : อาจารย์ ดร. สามารถ บุญอาจ, 141 หน้า.

งานวิจัยนี้เป็นการดำเนินการออกแบบ สร้างและพัฒนาเครื่องโรยปุ๋ยคอกให้สามารถ  
ทำงานพร้อมกับขอบหมุนเพื่อใช้เตรียมดินในนาข้าว มีวัตถุประสงค์เพื่อลดการบดอัดดินโดยลด  
จำนวนครั้งของการวิ่งผ่านหน้าดินให้น้อยลง ปุ๋ยคอกที่ใช้ทดลองมีความชื้น 15% ตัวแปรในการ  
ทดลอง คือ จำนวนใบภาคปุ๋ย (4, 6, 8 ใบ) และรูปร่างของใบภาค (รูปทรงตัวตรง รูปทรงตัว  
แอล รูปทรงตัวซี) การทดลองแบ่งออกเป็น 2 ขั้นตอน คือ การทดสอบชุดจำลองเครื่องโรยปุ๋ยคอก  
เพื่อหาจำนวนใบภาค และรูปร่างของใบภาคที่เหมาะสม และการทดสอบเครื่องต้นแบบเพื่อหา  
ความสามารถในการทำงาน อัตราการ โรยปุ๋ยคอก และอัตราการสิ้นเปลืองเชื้อเพลิงประสิทธิภาพ  
ในการทำงานต่อพื้นที่ จุดคุ้มทุน และอัตราผลตอบแทนในการทำงานของเครื่อง

ผลการทดสอบชุดจำลอง พบว่า ปุ๋ยคอกสามารถเคลื่อนที่ได้เมื่อใช้ใบภาคแบบ 6 ใน  
ชนิดรูปทรงตัวซี ส่วนผลการทดสอบเครื่องต้นแบบ พบว่า ที่ความเร็วในการเคลื่อนที่ของรถ  
แทรกเตอร์ที่เกียร์ 2 ต่ำ (1.67 กิโลเมตรต่อชั่วโมง) เป็นความเร็วที่เหมาะสมในการทำงานของ  
เครื่องต้นแบบ คือ มีความสามารถในการทำงาน 0.91 ไร่ต่อชั่วโมง ความสามารถในการ โรยปุ๋ยต่อ  
พื้นที่ 693.33 กิโลกรัมต่อไร่ ความสามารถจริงในการทำงานเชิงวัสดุ 630.93 กิโลกรัมต่อ  
ชั่วโมง อัตราการสิ้นเปลืองน้ำมันเชื้อเพลิง 3.38 ลิตรต่อไร่ ประสิทธิภาพในการทำงานต่อพื้นที่  
58% เพราะที่ความเร็วในการเดินรถดังกล่าวสามารถจ่ายปุ๋ยคอกได้ในปริมาณเริ่มต้นที่เหมาะสม  
สำหรับการเตรียมดินปลูกข้าวในแปลงนา โดยที่จุดคุ้มทุนจะเกิดขึ้นเมื่อมีการใช้เครื่องต้นแบบที่ 47  
ไร่ต่อปี

KANYA KOSUM : DESIGN AND DEVELOPMENT OF MANURE  
FERTILIZER APPLICATOR EQUIPPED WITH ROTARY TILLER FOR  
PADDY FIELD TILLAGE. THESIS ADVISOR : SAMART BUN - ART,  
Ph.D., 141 PP.

MANURE APPLICATOR/ROTARY/PADDY FIELD TILLAGE

This research is the design, build and develop of a prototype of manure applicator with rotary and regulator to use on soil preparation of paddy field. The main objective is to reduce the number of passes on the field in order to prevent soil compaction. In this study manure at 15% moistures were used. Parameter in this study were number of plates (4, 6 and 8) and plate shape (straight, C-shaped and L-shaped). The study was divided into two steps. Firstly, a model was built which holds a regulator and tests it for properly number of plates and plate shape. Secondly, to tests the prototype for field capacity, rate of fertilizer spread and fuel consumption. Work efficiency per area, break even point and the rate of return to work.

The results from the model test shown that the C-shaped and 6 plate regulator is the best type. The results of the tests on the prototype. Found that the speed of movement of the tractor transmission 2 low (1.67 km / hr). As high as in the prototype. The field capacity were 0.91 rai / hr. The ability to fertilize the area of 693.33 kg / rai. Ability to work in a real 630.93 kg / hr. The fuel consumption rate of 3.38 litres / rai respectively. Work efficiency per area 58%. Because the speed of the vehicle. Afford fertilizer in the proper amounts. Break even point is 47 rai per year

School of Mechanical Engineering

Student's Signature \_\_\_\_\_

Academic Year 2012

Advisor's Signature \_\_\_\_\_

## กิตติกรรมประกาศ

งานวิจัยนี้ได้รับทุนสนับสนุนจาก สำนักงานคณะกรรมการวิจัยแห่งชาติ

ความสำเร็จลุล่วงด้วยดีของวิทยานิพนธ์ฉบับนี้จะเกิดขึ้นมาได้ถ้าหากไม่ได้รับความกรุณาจากอาจารย์ ดร.สามารถ บุญอาจ อาจารย์ที่ปรึกษาวิทยานิพนธ์ ที่ได้ให้ความรู้ ความช่วยเหลือคำปรึกษา และชี้แนวทางในการทำวิจัย รวมถึงขอกระตุนให้กำลังใจ จนทำให้ผู้วิจัยมีกำลังใจในการฟันฝ่าอุปสรรคต่าง ๆ จนผ่านไปได้ด้วยดี ผู้วิจัยขอกราบขอบพระคุณเป็นอย่างสูงในความเมตตาของท่าน

ขอกราบขอบพระคุณผู้ช่วยศาสตราจารย์ ดร.จิระพล ศรีเสริฐผล ประธานกรรมการสอบวิทยานิพนธ์ และผู้ช่วยศาสตราจารย์ ดร.พยุงศักดิ์ จุลย์เสน กรรมการสอบวิทยานิพนธ์ที่ให้คำแนะนำและตรวจแก้ไขวิทยานิพนธ์ให้สมบูรณ์ยิ่งขึ้น กราบขอบพระคุณอาจารย์ทุกท่านที่ให้ความรู้ด้านวิชาการตลอดระยะเวลาที่ศึกษาอยู่ที่มหาวิทยาลัยเทคโนโลยีสุรนารี

ขอกราบขอบพระคุณ คณาจารย์ ประจำภาควิชาศิวกรรมเกย์ตร คณะศิวกรรมศาสตร์ สถาบันเทคโนโลยีพระจอมเกล้าเจ้าคุณทหารลาดกระบัง สำหรับความรู้ในด้านวิชาการที่เกี่ยวข้องกับงานวิจัย

ขอขอบคุณ อาจารย์ทายาวีร์ หนูนุญ หัวหน้าสาขาวิชาศิวกรรมเครื่องจักรกลเกย์ตร คณะศิวกรรมศาสตร์และสถาปัตยกรรมศาสตร์มหาวิทยาลัยเทคโนโลยีราชมงคลล้านนา สำรอง ขอหน่าวงกลาง และพี่สายรุ้ง นิมสุวรรณ เจ้าหน้าที่ประจำสาขาวิชา ที่ให้ความรู้ ข้อคิดในมุมที่ผู้วิจัยมองข้ามและความช่วยเหลือในด้านต่าง ๆ อันเป็นประโยชน์ต่องานวิจัย พี่ ๆ เพื่อน ๆ ทุกคนที่ล้าດ筐ะบัง โดยเฉพาะ เพื่อนโจ สำหรับคำปรึกษาที่ดีในวันที่คิดอะไรไม่ออก รวมถึงนักศึกษาสาขาวิชาศิวกรรมเครื่องจักรกลเกย์ตร และโปรแกรมวิชาช่างกลเกย์ตร ที่คอยช่วยทำการทดลองจนเสร็จสิ้น

ขอขอบคุณ พี่บอด และพี่พร สำหรับคำแนะนำและความช่วยเหลือในการวิเคราะห์งาน พี่เบล พี่ติว สำหรับทุกความช่วยเหลือ ที่ทำให้ผู้วิจัยสามารถดำเนินการได้ด้วยความสะดวกและราบรื่นด้วยดี

ท้ายนี้ขอกราบขอบพระคุณ คุณพ่อแคล้ว คุณแม่จีน พี่ปู และพี่ต่อง ที่เป็นกำลังใจ เป็นพลังวิเศษที่สำคัญที่สุด ที่ให้การสนับสนุนและส่งเสริมในเรื่องการศึกษาเป็นอย่างดี ผู้วิจัยรู้สึกสำนึกรักในความเสียสละของท่านมาโดยตลอด

## สารบัญ

หน้า

บทคัดย่อ (ภาษาไทย) .....	ก
บทคัดย่อ (ภาษาอังกฤษ) .....	ข
กิตติกรรมประกาศ .....	ค
สารบัญ .....	ง
สารบัญตาราง .....	恨
สารบัญรูป .....	ญ
คำอธิบายสัญลักษณ์และคำย่อ .....	ท
<b>บทที่</b>	
<b>1 บทนำ .....</b>	<b>1</b>
1.1 ความเป็นมาและความสำคัญของปัญหา .....	1
1.2 วัตถุประสงค์ของการวิจัย .....	2
1.3 ขอบเขตของการวิจัย .....	3
1.4 วิธีการดำเนินการวิจัย .....	3
1.5 ประโยชน์ที่คาดว่าจะได้รับ .....	4
<b>2 ปริศนาระบบทรัมและงานวิจัยที่เกี่ยวข้อง .....</b>	<b>5</b>
2.1 ความรู้ทั่วไปเกี่ยวกับการเตรียมดินทำนาข้าว .....	5
2.1.1 จุดประสงค์ที่สำคัญในการเตรียมดิน .....	5
2.1.2 ขั้นตอนการเตรียมดินสำหรับทำนา .....	5
2.1.3 การปลูกข้าว .....	7
2.1.4 การใช้ปุ๋ยในนาข้าว .....	8
2.1.5 ปุ๋ยกอก .....	10
2.1.6 จอบหมุน .....	14
2.1.7 เครื่องโรยปุ๋ย .....	17
2.1.8 การอัดตัวแน่นของดิน .....	18

## สารบัญ (ต่อ)

	หน้า
2.2 การวิเคราะห์ต้นทุน .....	22
2.2.1 วิธีการคิดต้นทุนการใช้เครื่องจักรกลและต้นทุนคงที่ .....	22
2.2.2 Break Even Point .....	23
2.2.3 ระยะเวลาในการคืนทุน .....	24
2.2.4 การคำนวณเปรียบเทียบค่าใช้จ่าย .....	24
2.3 งานวิจัยที่เกี่ยวข้อง .....	24
<b>3 วิธีดำเนินการวิจัย .....</b>	<b>27</b>
3.1 การศึกษาและรวบรวมข้อมูลเบื้องต้น .....	27
3.1.1 วิธีการໄ宗旨เตรียมดินในนาข้าวและการใส่ปุ๋ยคอก .....	27
3.1.2 ขนาดของปุ๋ยคอก .....	27
3.1.3 รถแทรกเตอร์และอุปกรณ์ต่อพ่วง .....	28
3.2 การสร้างชุดจำลอง .....	28
3.2.1 เกณฑ์ในการออกแบบกลไกกำหนดปริมาณปุ๋ยคอก .....	28
3.2.2 วิธีดำเนินการวิจัยเพื่อทดสอบการทำงานของชุดจำลอง .....	33
3.3 การออกแบบเครื่องต้นแบบ .....	34
3.3.1 เกณฑ์ในการออกแบบถังบรรจุปุ๋ยคอก .....	34
3.3.2 การคำนวณเกี่ยวกับถังบรรจุปุ๋ยคอก .....	34
3.3.3 วิเคราะห์โครงสร้างของเครื่องโรยปุ๋ยคอกด้วย โปรแกรม Simulation .....	37
3.4 การสร้างเครื่องต้นแบบ .....	38
3.5 การทดสอบ .....	38
3.5.1 การทดสอบการทำงานของเครื่องต้นแบบ .....	38
3.6 การวิเคราะห์ผลทางเศรษฐศาสตร์ .....	40

## สารบัญ (ต่อ)

หน้า

<b>4 ผลการวิจัยและวิเคราะห์ผล .....</b>	<b>41</b>
<b>4.1 ผลการทดลองทางนาดของปุ๋ยคอก .....</b>	<b>41</b>
<b>4.2 ผลการทดสอบชุดจำลองเพื่อหารูปร่างและจำนวนของ         ในภาชนะปุ๋ยคอกที่เหมาะสมสำหรับการใช้งานกับเครื่องต้นแบบ .....</b>	<b>43</b>
<b>4.3 ผลการวิเคราะห์โครงสร้างของเครื่องต้นแบบ .....</b>	<b>45</b>
<b>4.3.1 ผลการวิเคราะห์จุดศูนย์ถ่วงของเครื่องต้นแบบ .....</b>	<b>45</b>
<b>4.3.2 ผลการวิเคราะห์โครงสร้างของถังบรรจุปุ๋ยคอก .....</b>	<b>46</b>
<b>4.3.3 ผลการวิเคราะห์โครงสร้างของขาตั้งถังบรรจุของ                 เครื่องต้นแบบ .....</b>	<b>48</b>
<b>4.3.4 ผลการวิเคราะห์โครงสร้างของในภาชนะ                 เครื่องต้นแบบ .....</b>	<b>51</b>
<b>4.3.5 ผลการวิเคราะห์ความถี่ธรรมชาติของเครื่องต้นแบบ .....</b>	<b>52</b>
<b>4.4 ผลการสร้างเครื่องต้นแบบ .....</b>	<b>57</b>
<b>4.5 ผลการทดสอบภาคสนามของเครื่องต้นแบบ .....</b>	<b>58</b>
<b>4.5.1 การทดสอบการกระจายตัวของปุ๋ยคอกจากเครื่องต้นแบบ .....</b>	<b>58</b>
<b>4.5.2 การทดสอบแรงดึงดูดลากที่เกิดขึ้นกับรถแทรกเตอร์ก่อนและ                 หลังการติดตั้งเครื่องต้นแบบ .....</b>	<b>61</b>
<b>4.5.3 กำลังที่สูญเสียเนื่องจากการติดตั้งเครื่องต้นแบบ .....</b>	<b>63</b>
<b>4.5.4 การทดสอบการทำงานของเครื่องต้นแบบในแปลงทดสอบ .....</b>	<b>64</b>
<b>4.5.5 แสดงผลของความหนาแน่นของดินสภาพแห้ง                 ภายหลังการบดอัด .....</b>	<b>70</b>
<b>4.6 ผลการวิเคราะห์ทางเศรษฐศาสตร์ .....</b>	<b>71</b>
<b>4.6.1 การกำหนดราคายieldต่อหน่วยของเครื่องต้นแบบ .....</b>	<b>71</b>
<b>4.6.2 การหาปริมาณพื้นที่ที่เหมาะสมในการทำงาน                 ของเครื่องต้นแบบต่อปี .....</b>	<b>71</b>
<b>4.6.3 การหาระยะเวลาในการคืนทุนของเครื่องต้นแบบ .....</b>	<b>71</b>

## สารบัญ (ต่อ)

หน้า

<b>5 สรุปผลการวิจัยและข้อเสนอแนะ</b>	<b>72</b>
5.1 สรุปผลการวิจัย	72
5.2 ข้อเสนอแนะ	73
<b>รายการอ้างอิง</b>	<b>75</b>
 ภาคผนวก	
ภาคผนวก ก. การวิเคราะห์โครงสร้างด้วยโปรแกรมคอมพิวเตอร์	78
ภาคผนวก ข. รูปประกอบการทดสอบ	89
ภาคผนวก ค. การคำนวณเกี่ยวกับผลการทดสอบ	104
ภาคผนวก ง. การคำนวณหาจุดคุ้มทุนและอัตราผลตอบแทน	120
ภาคผนวก จ. บทความทางวิชาการที่ได้รับการตีพิมพ์เผยแพร่ในระหว่างศึกษา	124
<b>ประวัติผู้เขียน</b>	<b>141</b>

## สารบัญตาราง

ตารางที่	หน้า
2.1 แสดงปริมาณชาตุอาหารหลักเฉลี่ยในปัจจุบันแต่ละชนิด.....	12
2.2 ผลการใช้ปัจจุบันอัตรา 1,600 กิโลกรัม เป็นเวลา 5 ปี ต่อคุณสมบัติทางกายภาพของดิน.....	12
2.3 ความหนาแน่นของปูยอินทรีย์.....	14
2.4 แสดงค่าคงที่ของดินสำหรับการพยากรณ์การบดอัดดิน.....	20
4.1 ขนาดของปัจจุบันที่ถูกคัดแยกด้วยตะแกรงร่อน.....	42
4.2 แสดงความสามารถในการกวาดปัจจุบันของในภาด ที่ความชื้นของปัจจุบัน 15% (db).....	44
4.3 แสดงความถี่ธรรมชาติ 5 ใหมดแรกที่ได้จากโปรแกรมคอมพิวเตอร์.....	53
4.4 การกระจายตัวของปัจจุบันจากการทำงานของเครื่องโรบปัจจุบัน.....	60
4.5 ความสามารถในการนุดลากของรถแทรกล้อ.....	62
4.6 แสดงผลการทดลองเครื่องตันแบบในแปลงทดสอบ.....	65
ก.1 แสดงข้อมูลในการคำนวนโครงการสร้างของถังบรรจุปัจจุบัน ด้วยโปรแกรม CosmosXpress.....	79
ก.2 แสดงคุณสมบัติทางกลของวัสดุที่ใช้ทำถังบรรจุปัจจุบัน.....	80
ก.3 ข้อมูลในการคำนวนโครงการสร้างของในภาดปัจจุบัน ด้วยโปรแกรม CosmosXpress.....	83
ก.4 ข้อมูลในการคำนวนโครงการสร้างของถังบรรจุปัจจุบัน ด้วยโปรแกรม CosmosXpress.....	85
ก.5 ข้อมูลในการคำนวนโครงการสร้างของในภาดปัจจุบัน ด้วยโปรแกรม CosmosXpress.....	87
ค.1 แสดงข้อมูลที่ได้จากการทดสอบ.....	105
ค.1 แสดงการเปรียบเทียบค่าใช้จ่ายของเกณฑ์กรในการเตรียมดิน ปลูกข้าวบนพื้นที่ 1 ไร่.....	123

# สารบัญรูป

รูปที่ หน้า

2.1 แสดงการไถดะ .....	6
2.2 แสดงการไถแปร .....	6
2.3 แสดงการคราดนา .....	7
2.4 การใส่ปุ๋ยเคมีในนาข้าว .....	10
2.5 น้ำดื่มในคอก .....	11
2.6 การใส่ปุ๋ยคอก .....	13
2.7 ขอบหมุนติดรถแทรกเตอร์ .....	15
2.8 จุดต่อพ่วงมาตรฐานแบบ 3 จุด และเพลาอันวยกำลังของรถแทรกเตอร์ .....	16
2.9 แสดงการทำงานของขอบหมุนที่ติดตั้งกับรถแทรกเตอร์ .....	17
2.10 แสดงชั้นดินต่าง ๆ .....	18
2.11 แสดงความสัมพันธ์ต้นทุนการใช้เครื่องจักรกลกับปริมาณงานต่อปี .....	23
3.1 กลไกกำหนดปริมาณปุ๋ยคอกแบบใบตรง 4 ใน ชนิดรูปทรงตัวตรง .....	29
3.2 กลไกกำหนดปริมาณปุ๋ยคอกแบบใบตรง 4 ใน ชนิดรูปทรงตัวแอล .....	39
3.3 กลไกกำหนดปริมาณปุ๋ยคอกแบบใบตรง 4 ใน ชนิดรูปทรงตัวซี .....	30
3.4 กลไกกำหนดปริมาณปุ๋ยคอกแบบใบตรง 6 ใน ชนิดรูปทรงตัวตรง .....	30
3.5 กลไกกำหนดปริมาณปุ๋ยคอกแบบใบตรง 6 ใน ชนิดรูปทรงตัวแอล .....	31
3.5 กลไกกำหนดปริมาณปุ๋ยคอกแบบใบตรง 6 ใน ชนิดรูปทรงตัวซี .....	31
3.7 กลไกกำหนดปริมาณปุ๋ยคอกแบบใบตรง 8 ใน ชนิดรูปทรงตัวตรง .....	32
3.8 กลไกกำหนดปริมาณปุ๋ยคอกแบบใบตรง 8 ใน ชนิดรูปทรงตัวแอล .....	32
3.9 กลไกกำหนดปริมาณปุ๋ยคอกแบบใบตรง 8 ใน ชนิดรูปทรงตัวซี .....	33
3.10 ตัวอย่างถังบรรจุปุ๋ยคอก .....	36
3.11 ตัวอย่างเครื่องตัดแบบ .....	37
3.12 แสดงตัวอย่างช่องเก็บตัวอย่างการกระจายปุ๋ยจากเครื่องตัดแบบ .....	40
4.1 แสดงลักษณะของปุ๋ยคอกที่ได้จากชุดแยกขนาด .....	41

## สารบัญรูป (ต่อ)

รูปที่	หน้า
4.2 แสดงการกระจายตัวของปุ่มคอกที่ใช้ทดสอบ.....	43
4.3 แสดงการเปรียบเทียบความสามารถในการกวาดปุ่มคอก ของใบกวาดลักษณะต่าง ๆ .....	44
4.4 แสดงตำแหน่งของจุดศูนย์ถ่วงของเครื่องต้นแบบ.....	46
4.5 แสดงผลของความคื้นที่เกิดขึ้นกับถังบรรจุปุ่มจากการ คำนวณด้วยโปรแกรม.....	47
4.6 แสดงผลของระยะการเคลื่อนตัวที่เกิดขึ้นกับถังบรรจุ ปุ่มจากการคำนวณด้วยโปรแกรม.....	48
4.7 แสดงผลของความคื้นที่เกิดขึ้นกับขาตั้งถังบรรจุปุ่มของเครื่องต้นแบบ จากการคำนวณด้วยโปรแกรม .....	49
4.8 แสดงผลของระยะการเคลื่อนตัวที่เกิดขึ้นกับขาตั้งถังบรรจุปุ่มของเครื่องต้นแบบ จากการคำนวณด้วยโปรแกรม .....	50
4.9 แสดงผลของความคื้นที่เกิดขึ้นกับใบกวาดปุ่มของเครื่องต้นแบบ จากการคำนวณด้วยโปรแกรม.....	51
4.10 แสดงถึงผลของระยะการเคลื่อนตัวที่เกิดขึ้นกับใบกวาดปุ่มของเครื่องต้นแบบ จากการคำนวณด้วยโปรแกรม .....	52
4.11 แสดงผลของความถี่ธรรมชาติในโหมด 1 ของเครื่องต้นแบบ จากการคำนวณด้วยโปรแกรม .....	53
4.12 แสดงผลของความถี่ธรรมชาติในโหมด 2 ของเครื่องต้นแบบ จากการคำนวณด้วยโปรแกรม .....	54
4.13 แสดงผลของความถี่ธรรมชาติในโหมด 3 ของเครื่องต้นแบบ จากการคำนวณด้วยโปรแกรม .....	54
4.14 แสดงผลของความถี่ธรรมชาติในโหมด 4 ของเครื่องต้นแบบ จากการคำนวณด้วยโปรแกรม .....	55
4.15 แสดงผลของความถี่ธรรมชาติในโหมด 5 ของเครื่องต้นแบบ จากการคำนวณด้วยโปรแกรม .....	56

## สารบัญรูป (ต่อ)

รูปที่	หน้า
4.16 แสดงเครื่องต้นแบบที่สร้างเสร็จและทำการติดตั้งเรียบร้อย.....	57
4.17 แสดงเครื่องต้นแบบในแปลงทดสอบ.....	58
4.18 แสดงการกระจายตัวของปุ่ยคอกจากเครื่องต้นแบบ.....	59
4.19 แสดงผลของการกระจายตัวของปุ่ยคอกจากเครื่องต้นแบบ.....	61
4.20 แสดงผลการเปรียบเทียบแรงฉุดลากที่เกิดขึ้นกับรถแทรกเตอร์ ทึ้งก่อนและหลังการติดตั้งเครื่องต้นแบบ.....	62
4.21 แสดงผลการเปรียบเทียบความสามารถจริงในการทำงานต่อ <sup>พื้นที่</sup> ของเครื่องต้นแบบ.....	66
4.22 แสดงผลการเปรียบเทียบความสามารถในการโดยปุ่ยคอกของ เครื่องต้นแบบ.....	67
4.23 แสดงผลการเปรียบเทียบความสามารถจริงในการทำงานเชิงวัสดุ ของเครื่องต้นแบบ.....	68
4.24 แสดงผลการเปรียบเทียบอัตราการสิ้นเปลืองน้ำมันเชื้อเพลิงของ เครื่องต้นแบบ.....	69
4.25 แสดงผลการเปรียบเทียบประสิทธิภาพในการทำงานของเครื่องต้นแบบ.....	70
ก.1 แสดงตำแหน่งของแรงที่กระทำต่อถังบรรจุปุ่ยคอก.....	80
ก.2 แสดงผลการวิเคราะห์ความเกิน.....	81
ก.3 แสดงผลการวิเคราะห์ Displacement.....	81
ก.4 แสดงผลการวิเคราะห์ Deformation.....	82
ก.5 แสดงผลการวิเคราะห์ Design Check.....	82
ก.6 แสดงผลการวิเคราะห์ความเกินของใบภาชนะปุ่ยคอก.....	83
ก.7 แสดงผลการวิเคราะห์ Displacement ของใบภาชนะปุ่ยคอก.....	84
ก.8 แสดงผลการวิเคราะห์ Deformation ของใบภาชนะปุ่ยคอก.....	84
ก.9 แสดงผลการวิเคราะห์ Design Check ของใบภาชนะปุ่ยคอก.....	85
ก.10 แสดงการแบ่ง Mesh ของถังบรรจุและแรงที่กระทำต่อถังบรรจุ.....	86
ก.11 แสดงการเปลี่ยนแปลงรูปร่างของถังบรรจุภายหลังได้รับแรงกระทำ.....	86

## สารบัญรูป (ต่อ)

รูปที่	หน้า
ก.12 แสดงถึงความปลดภัยของการออกแบบจากการคำนวณ.....	87
ก.13 แสดงการแบ่ง Mesh ของใบภาคปุ่ยและแรงที่กระทำต่อใบภาคปุ่ย.....	88
ก.14 แสดงถึงความปลดภัยของการออกแบบจากการคำนวณ.....	88
ข.1 แสดงตะแกรงแยกขนาดปุ่ยคอก.....	90
ข.2 แสดงลักษณะของปุ่ยคอกที่ไม่สามารถผ่านตะแกรงร่อน No.10.....	90
ข.3 แสดงลักษณะของปุ่ยคอกที่สามารถผ่านตะแกรงร่อน No.10.....	91
ข.4 แสดงลักษณะของปุ่ยคอกที่สามารถผ่านตะแกรงร่อน No.18.....	91
ข.5 แสดงลักษณะของปุ่ยคอกที่สามารถผ่านตะแกรงร่อน No.35.....	92
ข.6 แสดงลักษณะของปุ่ยคอกที่สามารถผ่านตะแกรงร่อน No.60.....	92
ข.7 แสดงลักษณะของปุ่ยคอกที่สามารถผ่านตะแกรงร่อน No.140.....	93
ข.8 แสดงเครื่องมือทดสอบสัมประสิทธิ์ความเสียดทานของปุ่ยคอก.....	93
ข.9 แสดงการบรรจุปุ่ยคอกลงในชุดทดสอบ.....	94
ข.10 แสดงการทดสอบความสามารถของใบภาคปุ่ยในชุดทดสอบ.....	94
ข.11 แสดงทดสอบการกระจายตัวของปุ่ยคอกจากเครื่องตันแบบ.....	95
ข.12 แสดงการแบ่งพื้นที่การกระจายตัวของปุ่ยคอกจากเครื่องตันแบบ.....	95
ข.13 แสดงส่วนเก็บตัวอย่างปุ่ยคอกจากการทดสอบกระจายตัวของปุ่ยคอก จากเครื่องตันแบบ.....	96
ข.14 แสดงการซั่งน้ำหนักปุ่ยคอกที่ได้จากการส่วนเก็บตัวอย่างการกระจายตัว ของปุ่ยคอกจากเครื่องตันแบบ.....	96
ข.15 แสดงค้านข้างของเครื่องตันแบบที่ติดตั้งเรียบร้อย.....	97
ข.16 แสดงตัวบังคับการเปิด – ปิด ช่องจ่ายปุ่ยในเครื่องตันแบบ.....	97
ข.17 แสดงการดัดครอบสายพานส่งกำลังในเครื่องตันแบบ.....	98
ข.18 แสดงเทปปุ่ยคอกลงในถังบรรจุปุ่ยที่เครื่องตันแบบ.....	98
ข.19 แสดงลักษณะการให้หลอดของปุ่ยคอกจากเครื่องตันแบบ.....	99
ข.20 แสดงลักษณะการให้หลอดของปุ่ยคอกจากเครื่องตันแบบในแปลงทดสอบ.....	99
ข.21 แสดงการทดสอบการทำงานของเครื่องตันแบบในแปลงทดสอบ.....	100

## สารบัญรูป (ต่อ)

รูปที่	หน้า
ข.22 แสดงการปรับแต่งเครื่องในระหว่างการทดสอบในแปลงทดสอบ.....	100
ข.23 แสดงการวัดขนาดพื้นที่ในแปลงทดสอบ.....	101
ข.24 แสดงการวัดพื้นที่ในแปลงทดสอบ.....	101
ข.25 แสดงการทดสอบการฉุดลากในแปลงทดสอบ.....	102
ข.26 แสดงลักษณะของคินก่อนการทำงานของเครื่องในแปลงทดสอบ .....	102
ข.27 แสดงลักษณะของคินหลังการทำงานของเครื่องในแปลงทดสอบ.....	103
ข.28 แสดงลักษณะของคินก่อน – หลังการทำงานของเครื่องในแปลงทดสอบ .....	103

## คำอธิบายสัญลักษณ์และคำย่อ

$C_m$	=	ตัวประกอบความล้าเนี่องจากการดัด
$C_t$	=	ตัวประกอบความล้าเนี่องจากการบิด
$d$	=	เส้นผ่าศูนย์กลางเพลา
$g$	=	อัตราเร่งเนื่องจากแรงดึงดูดของโลก
$J$	=	โภมเมนต์ความนឹอยซิงខ្លួនពី
$\tau$	=	ความเคี้นເລីអ៊ូនໃម៉ង
$n_c$	=	ความเร็วវិកតុទុកដាក់
$M$	=	ໂណុមេនតែគុណ
$m$	=	มวลរបស់បូយកកក
$n_1$	=	ការពារធម៌របស់បូយកកក
$n_2$	=	ការពារធម៌របស់បូយកកក
$n_c$	=	ការពារធម៌រិវិកតុទុកដាក់
$\rho$	=	ការពារធម៌រិវិកតុទុកដាក់
$r$	=	$\frac{d}{2}$
$T$	=	ໂណុមេនតែបុគ្គលិក
$V$	=	ប្រឿនប្រាស់បូយកកក
$w$	=	ជាន់បូយកកក
$W_1$	=	រំលែកការងារបូយកកក
$y$	=	រលប់បូយកកក
$D_1$	=	គោលការណ៍តែបី
$P_1$	=	ប្រាក់បូយកកក
$S$	=	ប្រាក់បូយកកក
$L$	=	ប្រាក់បូយកកក
$PBP$	=	រលប់ពេលវេលាថ្មីរបស់គ្រឿងចំណាំ
$R$	=	ការប្រាក់បូយកកក

## คำอธิบายสัญลักษณ์และคำย่อ (ต่อ)

$x$	=	ปริมาณพื้นที่ที่เหมาะสมในการเป็นเจ้าของเครื่องจักร
$FC$	=	ค่าใช้จ่ายคงที่ของเครื่องจักร
$B$	=	อัตราค่าจ้าง
$VC$	=	ค่าใช้จ่ายผันแปร
$L_a$	=	ความยาวของสายพาน
$C$	=	ระยะห่างระหว่างจุดศูนย์กลางของมู่เล่ย์
$D$	=	เส้นผ่านศูนย์กลางของมู่เล่ย์ขับ
$d_1$	=	เส้นผ่านศูนย์กลางของมู่เล่ย์ตาม
$E_f$	=	ประสิทธิภาพในการทำงาน
$T_e$	=	เวลาที่ใช้ในการปฏิบัติงานจริง
$T_t$	=	เวลาที่เครื่องจักรใช้ในการปฏิบัติงานทั้งหมด รวมทั้งเวลาที่สูญเสียเนื่องจากการเลี้ยว การหยุด และการปรับตั้งเครื่องจักร
$C_a$	=	ความสามารถในการทำงานจริง
$A$	=	พื้นที่ในการทำงาน
$T_t$	=	เวลาที่ใช้ในการทำงานทั้งหมด
$\gamma_d$	=	ความหนาแน่นดินสภาพแห้ง ภายหลังการบดอัด
$\gamma_0$	=	ความหนาแน่นดินสภาพแห้งเริ่มต้น ก่อนการบดอัดดิน
$A_1, B_1$	=	ค่าคงที่ ขึ้นอยู่กับชนิดดินและปริมาณความชื้นของดิน
$N$	=	จำนวนครั้งของการใส่แรงกระทำชา
$P$	=	ความดันที่เกิดขึ้นเนื่องจากการบดอัดดินของล้อยาง
$P_0$	=	ความดันผิวสัมผัสก่อนการบดอัดดิน
$W$	=	ความชื้นในดินโดยน้ำหนัก
$V_s$	=	ความเร็วในการลีน ไดลท์ด้านล่างของล้อยางบนพื้นดิน
$V_w$	=	ความเร็วในการเคลื่อนที่ของล้อยาง

## บทที่ 1

### บทนำ

#### 1.1 ความเป็นมาและความสำคัญของปัญหา

ข้าวเป็นพืชเศรษฐกิจที่สำคัญของประเทศไทย จากข้อมูลของสมาคมผู้ส่งออกข้าวไทย พบว่า ในปี พ.ศ. 2553 ประเทศไทยสามารถผลิตข้าวเปลือกได้ 31.132 ล้านตัน มีการส่งออกข้าวสาร 2.2 ล้านตัน (1 ม.ค.-8 เม.ย.) ซึ่งปัจจุบันทั่วโลกมีปริมาณความต้องการข้าวเพื่อการบริโภค ประมาณ 417.7 ล้านตันต่อปี ถือเป็นปริมาณที่สูงมาก เมื่อเทียบกับสินค้าเกษตรชนิดอื่น ๆ หากประเทศไทยสามารถเพิ่มปริมาณการส่งออกข้าวได้มากขึ้น ด้วยการที่สามารถเพิ่มผลผลิตต่อไร่ และการเพิ่มคุณภาพของผลผลิตต่อไร่ได้โดยที่ยังคงมีพื้นที่การผลิตเท่าเดิม จะส่งผลให้ข้าวเป็นสินค้าเกษตรที่ช่วยเพิ่มเงินรายได้ให้กับประเทศไทยสูงขึ้นจากเดิม โดยปกติแล้วในกระบวนการผลิตข้าว ที่นักวิชาการเฝ้าระวังอย่างใกล้ชิด คือ ภัยแล้ง การขาดน้ำ การดูแลรักษา และการเก็บเกี่ยว แล้ว การเตรียมดินเพื่อการเพาะปลูกข้าวที่มีความสำคัญมาก เช่น กัน

เนื่องจากในปัจจุบัน เครื่องจักรกลทางการเกษตร ได้เข้ามามีบทบาทในการทำเกษตรกรรม ของเกษตรกร ไทยอย่างแพร่หลายกว่าในอดีตมาก ยิ่งในช่วงไม่กี่ปีที่ผ่านมา การใช้รถแทรกเตอร์สีล้อขนาดกลางมาช่วยในการเตรียมดิน สำหรับการทำนาในเขตพื้นที่ชลประทาน ได้รับความนิยมมากขึ้น เรื่อย ๆ เพราะมีส่วนช่วยลดระยะเวลาในการทำงาน ลดความเหนื่อยยากให้กับเกษตรกรเป็นอย่าง ยิ่ง ทำให้เกษตรกรสามารถเตรียมดิน ได้ทันต่อความต้องการในฤดูกาลเพาะปลูก และที่สำคัญ คือ สามารถทดแทนแรงงานในการการเกษตรที่ส่วนหนึ่ง ได้เข้ามายังภาคอุตสาหกรรมและบริการ

ขอบหมุน เป็นอุปกรณ์เตรียมดินติดรถแทรกเตอร์ที่ใช้ในการเตรียมดินขันที่สอง ที่ได้รับความนิยมมากทั้งในและต่างประเทศ เพราะสามารถเตรียมดินได้รวดเร็ว ไม่ต้องมีเครื่องมืออื่นที่เกี่ยวกับการเตรียมดินมาทำงานอีกต่อไป และคุณสมบัติอีกอย่างหนึ่งที่เด่นและสำคัญ คือ ช่วยลดการติดหล่มของรถแทรกเตอร์ได้ เมื่อเปรียบเทียบกับการใช้พรวน เพราะไม่ต้องอาศัยแรงดูดลาก แต่สามารถขับตรงจากเพลาอำนวยวิถีเดิมของรถแทรกเตอร์ หมุนขับในมีดที่ยึดติดกับแกนหมุนให้สับ ดันย่องเข้าไปให้แทรกกระหายเป็นก้อนเล็ก ๆ และหมุนคลุกเคล้าเศษหญ้า พาง ให้ผสมเข้ากับดิน (จิรากรณ์ เบญจประภายรัตน์, 2542)

ชาวนาส่วนใหญ่จะมีการเดี่ยงสัตว์จำพวก โค กระบือ เป็นอาชีพเสริมอยู่แล้ว ผลผลิตอย่าง อย่างหนึ่งจากการเดี่ยง โค กระบือ ก็คือ มูลโค มูลกระเบื้อง โดยที่ต่อไปนี้จะเรียกว่า ปุ๋ยคอก (ปุ๋ยคอก ก็คือ ปุ๋ยที่ได้จากมูลและสิ่งขับถ่ายของสัตว์) โดยที่ปุ๋ยคอกจัดเป็นปุ๋ยอินทรีย์ชนิดหนึ่งที่มี

ชาต้อาหารที่เป็นประโยชน์และมีคุณสมบัติในการปรับสภาพของดิน ช่วยปรับปรุงดินให้proper ร่วนซุย ทำให้ง่ายต่อการเตรียมดิน การตั้งตัวของต้นกล้าที่เร็วขึ้น ทำให้มีโอกาส rotor ได้มาก ในนาข้าวที่เป็นดินทรัย เช่น ดินในภาคอีสาน การใช้ปุ๋ยคงจะช่วยให้การดำเนินง่ายขึ้น ข้าวตั้งตัวได้ดี และเจริญเติบโตของงานเร็ว ทั้งนี้เนื่องจากดินทรัยมีอินทรีย์ต่ำมาก การใส่ปุ๋ยคงลงไปจะมีส่วนช่วยทำให้ดินทรัยสามารถอุ่นน้ำและปุ๋ยได้ดีมากขึ้น การปักชำกล้าทำได้ง่ายขึ้น เพราะหลังจากทำการทำเทือนแล้วดินจะไม่อัดกันแน่น (ธงชัย มาลา, 2546) ปกติชาวนา尼ยมนำปุ๋ยคงไปใส่แปลงนาในช่วงฤดูแล้ง โดยการใช้แรงงานคนในการขนข้าวปุ๋ยคงใส่รอบรัฐุก ไปในแปลงนาแล้วใช้แรงงานคนในการกระจายปุ๋ยคงลงในแปลงนาอีกรอบ เหตุผลที่เกยตระกรนิยมใส่ปุ๋ยคงในฤดูแล้ง เพราะว่าเป็นช่วงที่ดินในแปลงนาแห้งสนิท รอบรัฐุกสามารถนำไปวิ่งได้ เมื่อชาวนากระจายปุ๋ยคงลงในแปลงนาเป็นกอง ๆ ทึ่งไว้ประมาณ 1 ถึง 2 อาทิตย์ จึงจะทำการไถกลบ และการที่ไม่ไถกลบทันทีจะมีผลโดยตรงกับคุณภาพของปุ๋ยคง คือ ทำให้ชาต้อาหารที่มีอยู่ในปุ๋ยคงที่มีอยู่น้อยอยู่แล้วเกิดการสลายตัวไว้ในอากาศได้ จากข้อมูลจะพบว่า เกยตระกรจะต้องสิ้นเปลืองค่าใช้จ่ายหลายครั้งในส่วนของแรงงานและยานพาหนะที่ใช้ในการขนข้าวปุ๋ยคง และอีกประการที่สำคัญ คือ การนำยานพาหนะที่มีน้ำหนักมากลงไปเหยียบในแปลงนา มีผลต่อการอัดตัวของหน้าดิน ซึ่งก่อให้เกิดผลเสียโดยตรงกับเกยตระกรในการเตรียมดินในฤดูกาลเพาะปลูกครั้งต่อไปที่จะทำได้ยากขึ้น เพราะการอัดแน่นของหน้าดิน และจากสภาพของดินฟ้าอากาศ ในปัจจุบันที่มีการเปลี่ยนแปลงตลอดเวลาส่งผลให้มีฤดูกาลที่ไม่ชัดเจน จึงทำให้การขนข้าวปุ๋ยคงในปริมาณมาก ๆ ลงไว้ในแปลงนาของเกยตระกรทำได้ยากมากขึ้น เพราะดินในแปลงนาอาจไม่แห้งสนิท

ผู้จัดมองเห็นถึงปัญหาที่เกิดขึ้นกับเกยตระกร จึงได้ทำการศึกษาออกแบบและพัฒนาเครื่องโรยปุ๋ยคงต่อพ่วงขอบหมุนสำหรับการไถเตรียมดินในนาข้าวขึ้น เพื่อที่จะช่วยลดภาระของเกยตระกรและช่วยให้เกยตระกรสามารถทำการผสมปุ๋ยคงกับดินในแปลงนาไปได้ในครั้งเดียวกับโดยทันทีด้วยการทำงานของขอบหมุน ซึ่งถือเป็นการทำงานที่รวมทั้งสองขั้นตอนมาไว้ในการทำงานเพียงครั้งเดียว ทั้งนี้เพื่อช่วยลดปัญหาการอัดตัวของหน้าดิน ลดต้นทุนในการผลิต ลดแรงงานในภาคการเกษตร โดยที่การออกแบบเครื่องโรยปุ๋ยคงนี้จะอาศัยต้นกำลังในการขับเคลื่อนตัวขับปุ๋ยคงจากเพลาของขอบหมุน โดยเน้นความสำคัญของการออกแบบไปที่ความง่ายต่อการใช้งาน และการซ่อมบำรุงของเกยตระกร อีกทั้งสะดวกกับการนำไปต่อพ่วงกับขอบหมุนที่เกยตระกรใช้อยู่

## 1.2 วัตถุประสงค์การวิจัย

- 1.2.1 เพื่อลดจำนวนแรงงานและขั้นตอนในการเตรียมดินปลูกข้าว
- 1.2.2 เพื่อออกแบบและพัฒนาเครื่องโรยปุ๋ยคงสำหรับการเตรียมดินปลูกข้าว
- 1.2.3 เพื่อทดสอบเครื่องโรยปุ๋ยคงสำหรับการเตรียมดินปลูกข้าว

### 1.3 ขอบเขตของการวิจัย

งานวิจัยในครั้งนี้จะดำเนินการออกแบบและพัฒนาเครื่องโรยปูย์คอกที่ใช้ในการเตรียมดินสำหรับการทำนา โดยสร้างชุดจำลองเพื่อศึกษาปัจจัยที่มีผลต่อการทำงานของเครื่องโรยปูย์ดังนี้ ความเร็วในการเดินรถแทรกล๊อต (กีบาร์ช้า) จำนวนไบภาด 3 ระดับ และชนิดไบภาด 3 ชนิด

เมื่อศึกษาปัจจัยต่าง ๆ ข้างต้นและพบปัจจัยที่เหมาะสมแล้ว จะดำเนินการออกแบบและสร้างเครื่องโรยปูย์คอกต้นแบบ โดยมีเครื่องจักรกลเกษตรที่นำมาออกแบบร่วมด้วยดังนี้ กือ รถแทรกล๊อต L4508 ขนาด 46 แรงม้า จอนหมุนตราชา้ง รุ่น RX180F ชนิดของใบมีครุป แอลพสมซี เมื่อได้เครื่องโรยปูย์คอกต้นแบบแล้ว จะนำไปทดสอบเพื่อประเมินสมรรถนะและประสิทธิภาพ โดยค่าใช้พลในการทดลองครั้งนี้ ได้แก่ ความสามารถในการใส่ปูย์ต่อพื้นที่ (กิโลกรัมต่อไร่) ประสิทธิภาพการกระจายปูย์ต่อพื้นที่ (%) ความสามารถจริงในการทำงานเชิงพื้นที่ (ไร่ต่อชั่วโมง) ความสามารถจริงในการทำงานเชิงวัสดุ (กิโลกรัมต่อชั่วโมง) และการวิเคราะห์ผลทางเศรษฐศาสตร์

### 1.4 วิธีการดำเนินการวิจัย

1.4.1 ศึกษาและรวบรวมข้อมูลเบื้องต้นที่เกี่ยวข้องกับการเตรียมดินปลูกข้าว ขนาดของปูย์คอก การต่อพ่วงอุปกรณ์เตรียมดินของรถแทรกล๊อต จอนหมุน และเครื่องให้น้ำปูย์พืช เพื่อใช้ในการออกแบบและพัฒนา

1.4.2 สร้างชุดจำลองเครื่องโรยปูย์คอกต่อพ่วงจอนหมุนสำหรับการทดสอบได้เตรียมดินในนาข้าว เพื่อทดสอบชนิดของไบภาดปูย์คอก 3 ชนิด กือ ไบตรง ไบรูปทรงตัวแอล และไบรูปทรงตัวซี ชนิดละ 3 ระดับไบภาด กือ 4 6 และ 8 ใบ ที่แตกต่างกัน

1.4.3 ออกแบบเครื่องต้นแบบ เพื่อวิเคราะห์โครงสร้าง

1.4.4 สร้างเครื่องต้นแบบ

1.4.5 ทดสอบการทำงานของเครื่องต้นแบบ เพื่อหาความสามารถในการใส่ปูย์ต่อพื้นที่ (กิโลกรัมต่อไร่) ประสิทธิภาพการกระจายปูย์ต่อพื้นที่ (%) ความสามารถจริงในการทำงานเชิงพื้นที่ (ไร่ต่อชั่วโมง) อัตราการสิ้นเปลืองน้ำมันเชื้อเพลิง (ลิตรต่อไร่) และความสามารถจริงในการทำงานเชิงวัสดุ (กิโลกรัมต่อชั่วโมง)

1.4.6 การวิเคราะห์ผลทางเศรษฐศาสตร์

1.4.7 สรุปผลการดำเนินการและเรียนรู้ท่านิพนธ์

## 1.5 ประโยชน์ที่คาดว่าจะได้รับ

ได้เครื่องโดยปุ๋ยคอกสำหรับการเตรียมดินปลูกข้าว ที่สามารถทำงานทดแทนแรงงานในภาคการเกษตร ได้ สามารถโดยปุ๋ยคอกและพรวนดินได้ในขั้นตอนเดียว อีกทั้งได้เครื่องต้นแบบสำหรับให้เกษตรกรนำไปใช้ประโยชน์ได้ต่อไป



## บทที่ 2

### บริทัคหน่วยรถบัสและงานวิจัยที่เกี่ยวข้อง

ในบทนี้จะกล่าวถึงความรู้ทั่วไปเกี่ยวกับการเตรียมดินทำงานข้าว เพื่อให้เกิดความเข้าใจเบื้องต้นถึงความจำเป็นในการศึกษาการออกแบบและพัฒนาเครื่องโรยปุ๋ยออกต่อพ่วงขอบหมุนสำหรับการไถเตรียมดินในนาข้าวซึ่งแสดงไว้ในหัวข้อ 2.1 ส่วนหัวข้อ 2.2 จะกล่าวถึงการคำนวณทางเศรษฐศาสตร์ และหัวข้อ 2.3 จะกล่าวถึงงานวิจัยที่เกี่ยวข้องกับเครื่องโรยปุ๋ย

#### 2.1 ความรู้ทั่วไปเกี่ยวกับการเตรียมดินทำงานข้าว

การเตรียมดินสำหรับการทำงานข้าว เป็นการเตรียมพื้นที่ให้เหมาะสมสำหรับการปลูกข้าว ซึ่งจะส่งผลดีต่อการเจริญเติบโตของข้าว โดยการปรับสภาพของดินในแปลงนาเพื่อให้เหมาะสมสำหรับการของลงเมล็ด การเจริญเติบโตของข้าว รวมถึงการช่วยควบคุมวัชพืช โรค แมลงศัตรูข้าวและศัตรูข้าวที่อาศัยอยู่ในดิน การเตรียมดินยังส่งผลให้ฟ่างข้าว ตอซังข้าวและวัชพืชถูกไถกลบลงไบในดินเป็นการเพิ่มความอุดมสมบูรณ์ให้แก่ดิน นอกจากนี้ยังทำให้ธาตุอาหารพืชที่สะสมอยู่ในดินเข้าสู่รากและลำต้นของพืช วิธีการเตรียมดินเพื่อปลูกข้าวนั้นขึ้นอยู่กับคุณสมบัติของดินและสภาพแวดล้อมในแปลงนา ก่อนการปลูกโดยการไถด้วยเครื่องไถแบบ ไถแปร คราด และทำเทือก

##### 2.1.1 จุดประสงค์ที่สำคัญในการเตรียมดิน

- เพื่อทำให้คุณสมบัติทางกายภาพของดินดีขึ้น เช่น ทำให้เกิดช่องว่างในดินขึ้นแล้วมีผลทำให้อากาศและน้ำถ่ายเทได้สะดวก
  - เพื่อควบคุมและกำจัดวัชพืช รวมทั้งทำลายไบ และแมลงที่เป็นศัตรูพืช
  - เพื่อทำให้ผิวดินเหมาะสมกับการชลประทาน และการระบายน้ำ
  - เพื่อกลบและคลุกเคล้าพืช หรือปุ๋ยลงไบในดิน
  - เพื่อทำให้จุลินทรีย์ และสิ่งมีชีวิตในดินมีกิจกรรมมากขึ้น
  - เพื่อส่วนและรักษาหน้าดินไม่ให้เกิดการชะล้างและพังทลาย

##### 2.1.2 ขั้นตอนการเตรียมดินสำหรับการทำงาน มีดังนี้

- การไถด้วยเครื่องไถรังแรกรตามแนวยาวของแปลงนา ไถจะช่วยปลิกดินเพื่อให้ดินเข้าสู่ชั้นล่าง ได้ขึ้นมาสัมผัสถกับอากาศ ซึ่งเป็นการตากดินเพื่อทำลายวัชพืช และโรคพืชบางชนิด การไถจะเริ่มทำเมื่อฝนตกครั้งแรกในปีฤดูกาลใหม่ของการเพาะปลูก หลังจากไถด้แล้วจะตากดินเอาไว้ประมาณ 1 ถึง 2 สัปดาห์



รูปที่ 2.1 การ ไถดะ

- การ ไถแปร หลังจากที่ตากดินเอาไว้แล้ว 1 ถึง 2 อาทิตย์แล้วเกษตรกรจะทำการ ไถแปรดังแสดงในรูปที่ 2.2 เพื่อจะช่วยเพลิกดินที่กลบไว้ให้กลับขึ้นมาด้านบนอีกครั้ง เป็นการ ทำลายวัชพืชที่ขึ้นใหม่ และเป็นการย่อยดินให้มีขนาดเล็กลง ซึ่งจำนวนครั้งของการ ไถแปรจะขึ้นอยู่ กับชนิดและปริมาณของวัชพืช ลักษณะดินและระดับน้ำในพื้นที่ที่ขึ้นอยู่กับปริมาณน้ำฝนด้วย แต่ โดยทั่วไปแล้วจะ ไถแปรเพียงครั้งเดียว



รูปที่ 2.2 การ ไถแปร

- การคราด คือ การเอาเศษวัชพืชออกจากแปลงนา และย่อยดินให้มีขนาดเล็กลง อีก จนเหมาะสมแก่การเจริญเติบโตของข้าว ทั้งยังเป็นการปรับระดับพื้นที่ให้มีความสม่ำเสมอเพื่อ สะดวกในการควบคุมดูแลการให้น้ำ ดังแสดงในรูปที่ 2.3



รูปที่ 2.3 การคราดนา

### 2.1.3 การปลูกข้าว

การปลูกข้าวเป็นงานที่สำคัญอีกขั้นของประเทศไทยตั้งแต่โบราณมาแล้ว จนถึงกับได้มีพระราชพิธีจุดพระนังคัลแรกนาขวัญ เพื่อเป็นปฐมฤกษ์ในการทำนาปลูกข้าวของแต่ละปี จะได้เป็นสิริมงคลต่อพสกนิกรผู้ปลูกข้าว โดยพระบาทสมเด็จพระเจ้าอยู่หัวจะมอบให้เจ้าหน้าที่ฝ่ายเกษตรเป็นพระยาแรกนา ทำการไล่และหว่านเมล็ดข้าว ชาวนาจะเก็บเมล็ดพันธุ์นี้ไปรวมกับเมล็ดพันธุ์ที่ใช้ปลูก เพราะถือว่าเป็นสิริมงคลยิ่ง การปลูกข้าวมีขั้นตอนดังนี้

- วิธีการปลูกข้าว การปลูกข้าวในประเทศไทยแบ่งออกได้เป็น 3 วิธีด้วยกัน คือ การปลูกข้าวไร่ การปลูกข้าวน้ำดำ และการปลูกข้าวน้ำหว่าน
- การคุ้แลรักษายผู้ปลูกจะต้องหมั่นออกไประจุต้นข้าวที่ปลูกไว้เสมอจะต้อง มีการกำจัดวัชพืช ใส่ปุ๋ย
- การเก็บเกี่ยว เมล็ดข้าวจะแก่พร้อมเก็บเกี่ยวได้ หลังจากออกดอกแล้ว ประมาณ 30 ถึง 35 วัน อุปกรณ์ที่ใช้ในการเก็บเกี่ยวข้าว ได้แก่ เคียว และแกระ ชาวนาใน

ภาคเหนือ ภาคตะวันออกเฉียงเหนือ และภาคกลางใช้เกี้ยวสำหรับเกี้ยวข้าว ส่วนชาวนาในภาคใต้ใช้แกระในการเกี้ยวข้าว

- การนวดข้าว หมายถึง การเอาเมล็ดข้าวออกจากรวง แล้วทำการนวดสะอาดเพื่อแยกเมล็ดข้าวเดิมและเศษฟางข้าวออกไป เหลือไว้เฉพาะเมล็ดข้าวเปลือกที่ต้องการเท่านั้น
- การทำความสะอาดเมล็ด หมายถึง การเอาข้าวเปลือกออกจากสิ่งเจือปน อื่น ๆ ซึ่งทำได้โดยวิธีต่าง ๆ ดังนี้ คือ การสาดข้าว การใช้กระดังฝัด และการใช้เครื่องสีฝัด
- การตากข้าว หลังจากนวดและทำความสะอาดเมล็ดข้าวแล้วจึงจำเป็นต้องเอาข้าวเปลือกไปตากอีกรึ่งหนึ่งก่อนที่จะนำไปเก็บไว้ในชุด นาง เพื่อให้ได้เมล็ดข้าวเปลือกที่แห้งและมีความชื้นของเมล็ดประมาณ 13 ถึง 15% ทั้งนี้เพื่อรักษาคุณภาพเมล็ดข้าวให้ได้มาตรฐานอยู่เป็นเวลานาน ๆ
- การเก็บรักษาข้าว ชawan จะเก็บข้าวไว้ในชุด นาง เพื่อไว้บริโภคและแบ่งขาย เมื่อข้าวมีราคาสูง และอีกส่วนหนึ่งชawan จะแบ่งไว้ทำพันธุ์ ขณะนี้ข้าวพวนนี้จะต้องเก็บไว้เป็นอย่างดี โดยรักษาให้ข้าวนี้มีคุณภาพได้มาตรฐานอยู่ตลอดเวลา และไม่สูญเสียความคงทน

#### 2.1.4 การใช้ปุ๋ยในนาข้าว

เป็นที่ทราบกันดีแล้วว่า ปุ๋ย คือ อาหารของพืช เช่น ข้าว พื้นที่นาที่ใช้ปลูกข้าว ติดต่อกันมาเป็นเวลานานจนแร่ธาตุต่าง ๆ ที่เป็นอาหารของต้นข้าวถูกดึงดูดเอาไปสร้างเป็นต้นและเมล็ดข้าวหมด ทำให้แร่ธาตุเหล่านี้ขาดแคลน ไปจากพื้นนา ข้าวที่ปลูกในระยะหลังจึงให้ผลิตผลต่ำ ดังนั้น ชawan จำเป็นต้องใช้ปุ๋ยใส่ลง ไปในนาข้าวในปัจจุบัน เพื่อจะได้ผลิตผลสูงและมีรายได้มากยิ่งขึ้นสนับสนุนกับความต้องการของครอบครัว

- ความรู้เบื้องต้นเกี่ยวกับปุ๋ย ปุ๋ย คือ สารอินทรีย์ หรืออนินทรีย์ ไม่ว่าจะเกิดขึ้นโดยธรรมชาติหรือทำขึ้นก็ตาม สำหรับใช้เป็นธาตุอาหารแก่พืชได้ หรือทำให้เกิดการเปลี่ยนแปลงทางเคมีในดินเพื่อบำรุงความเดิบ โตแก่พืช ปุ๋ยมีอยู่หลายชนิด โดยสามารถแบ่งออกเป็น 3 ประเภท คือ

- ปุ๋ยเคมี คือ ปุ๋ยที่ได้จากการอินทรีย์หรืออินทรีย์สังเคราะห์ รวมถึงปุ๋ยเชิงเดียว ปุ๋ยเชิงผสม และปุ๋ยเชิงประกอบ ซึ่งหมายความรวมถึงปุ๋ยอินทรีย์ที่มีปุ๋ยเคมีผสมอยู่ด้วย แต่ไม่รวมถึงปุ๋นข้าว ดินมาร์ล ปูนพลาสเตอร์ หรืออิบซัม
- ปุ๋ยอินทรีย์ คือ ปุ๋ยที่ได้จากการอินทรีย์วัตถุซึ่งผลิตด้วยกรรมวิธีทำให้ชื้น สำ บด หมัก ร่อน หรือวิธีการอื่นแต่ไม่ใช่ปุ๋ยเคมี ปุ๋ยอินทรีย์มีหลายชนิดที่ควรทราบมีดังนี้
  - ปุ๋ยหมัก คือ ปุ๋ยที่ได้จากการหมักเศวตดู เช่น หญ้า ใบไม้ ฟางข้าว กากระอ้อย แกลูบ บุยมะพร้าว เปลือกสับประดิษฐ์ ซังข้าวโพด จนกระทั่งเน่าเปื่อย ผุพัง กล้ายเป็นสารอินทรีย์ที่มีความคงทน ไม่มีกลิ่น และมีสีน้ำตาลปนดำ

- ปูยคอก กือ ปูยที่ได้จากมูลและลิ่งขับถ่ายของสัตว์ เช่น โค กระนือ
- ปูยพีชสด กือ ปูยที่ได้จากการปลูกพีชและไก่กลบพีชที่ยังเจียวยอญ เช่น ถั่วเขียว ถั่วพร้า ปอเทือง โสน

• ปูยชีวภาพ กือ การที่ใช้จุลินทรีย์มาใช้ปรับปรุงดินทางชีวภาพ ทางกายภาพ ทางเคมี ชีวะ และการย่อยสลายอินทรีย์วัตถุ ตลอดจนการปลดปล่อยธาตุอาหารพีชจากอินทรีย์วัตถุ หรือจากอนินทรีย์วัตถุ เช่น เชื้อโรโตเบี้ยม หรือสาหร่ายสีเขียวแกรมน้ำเงิน จะสามารถเพิ่มธาตุในโตรเจนให้กับดินและพีช

▪ การใส่ปูยและการปรับปรุงดิน พื้นที่ปลูกข้าวของประเทศไทยสามารถจำแนกลักษณะดินนา ได้ 3 ลักษณะ กือ ดินเหนียว ดินร่วน ดินทราย หรือดินร่วนปนดินทราย ซึ่งทำให้วิธีการใส่ปูยและการปรับปรุงดินแตกต่างกันไปในดินนาแต่ละชนิด

• ดินเหนียว เป็นดินค่อนข้างอุดมสมบูรณ์สูงกว่าดินชนิดอื่น ๆ การวิเคราะห์ธาตุอาหารหลัก พบว่า ดินเหนียวมีปริมาณธาตุโพแทสเซียมเพียงพอต่อความต้องการของข้าวแล้วการใส่ปูยเคมีจึงแนะนำให้ใส่เพียงปูยในโตรเจน และปูยฟอสฟอรัส เท่านั้น

• ดินร่วนและดินทราย ลักษณะเนื้อดินหยาบกว่า และความอุดมสมบูรณ์ของดินต่ำ คำแนะนำให้ใช้ปูยเคมี จึงให้ใส่ธาตุอาหารหลักครบทั้ง 3 ธาตุ กือ ในโตรเจนฟอสฟอรัส และโพแทสเซียม

• การปรับปรุงดิน สำหรับดินร่วนปนทราย และดินทราย ซึ่งเป็นดินที่มีอินทรีย์วัตถุต่ำ สมควรปรับปรุงดินด้วยปูยอินทรีย์ ปูยหมัก ปูยคอก ปูยพีชสด และวัสดุอินทรีย์อื่น ๆ เพื่อทำให้ดินมีอินทรีย์วัตถุเพิ่มขึ้น สามารถอุ่มน้ำได้ดีขึ้น

• การใส่ปูยอินทรีย์ ต้องใส่ในระยะเตรียมดิน กือ ไอกลมลงในดินก่อนปลูกข้าว 2 ถึง 3 สัปดาห์ เพื่อให้เวลาปูยอินทรีย์ย่อยสลายลงในดินก่อนการหว่านข้าวหรือปักดำ ปูยอินทรีย์ที่ใช้มีทั้งปูยคอกและปูยหมัก สำหรับปูยพีชสด แนะนำให้ปลูกพีชตระกูลถั่ว ได้แก่ ถั่วพู่ม ถั่วเขียว หรือโสน ได้แก่ โสนแอฟริกัน โสนอินเดีย ปลูกและไอกลมก่อนเตรียมดินปลูกข้าว



รูปที่ 2.4 การใส่ปุ๋ยเคมีในนาข้าว

- การใส่ปุ๋ยเคมี การใส่ปุ๋ยเคมีลงแปลงนาดังแสดงให้เห็นในรูปที่ 2.4 นั้นให้ใส่ตามคำแนะนำ โดยใส่ปุ๋ยเคมีอัตราที่แนะนำ 2 ถึง 3 ครั้ง ปุ๋ยฟอสฟอรัส โพแทสเซียม ให้ใส่ทั้งหมดในการใส่ปุ๋ยครั้งแรกและปุ๋ยในไตรจ恩 ให้แบ่งใส่ 3 ครั้ง ที่ระยะก้าว ระยะแตกกอก และระยะสร้างรวงอ่อน หากจะมีการใส่ปุ๋ยครั้งที่ 4 หลังจากข้าวสร้างรวงอ่อน ให้ใส่ปุ๋ยในไตรจ恩อีกครั้งเมื่อสังเกตได้ว่าใบข้าวที่อยู่ใกล้ใบชูงเริ่มน้ำเสื่อมเหลือง ลำต้นไม่แข็งแรงจึงใส่ปุ๋ยในไตรจ恩อีกเล็กน้อย สำหรับการใส่ปุ๋ยในไตรจ恩หลังจากข้าวออกดอกไม่แนะนำให้ปักนิติ เพราะจะทำให้ข้าวแก่ช้า เมล็ดคงอ่อน อ่อน การสีข้าวทำให้เมล็ดแตกหักได้ง่าย และอาจมีโรค หรือแมลง硼บกวนได้ โรคที่เกิดที่เมล็ดคอร่างหนึ่งคือโรคเมล็ดดำ ทำให้ข้าวคุณภาพไม่ดี ราคาข้าวตกต่ำลง

### 2.1.5 ปุ๋ยกอก

ดังแสดงให้เห็นในรูปที่ 2.5 เป็นรูปของมูลวัวที่อยู่ในกอก ซึ่งในปุ๋ยกอกนั้นมีจุลินทรีย์และสารอินทรีย์ต่าง ๆ มากมาย มีทั้งพากที่เป็นวิมัสมะลึกและส่วนของอาหารที่ยังสภาพดีไม่หมด มีทั้งส่วนที่เป็นเซลลูโลส ลิกนิน และสารอินทรีย์อื่น ๆ นอกจากนั้นยังพบว่า มีวิตามิน และchoro-magnesium เช่น กรดอะมิโน ไกลโคสิน ไบโอดิน และไฟฟ์ออกซิน เป็นต้น



รูปที่ 2.5 มูลวัวในคอก

- ข้อดีของปุ๋ยคอก คือ ปรับปรุงคุณสมบัติทางกายภาพของดินให้ดีขึ้น มีชาตุอาหารเสริมอยู่เกือนครบุรุษ ปลดปล่อยธาตุอาหารที่เป็นประโยชน์ต่อพืชออกมากอย่างช้า ๆ ทำให้ชาตุอาหารเป็นประโยชน์ต่อพืชได้นาน และมีผลให้กรรมของจุลินทรีย์ในดินเพิ่มมากขึ้น
- ข้อเสียของปุ๋ยคอก คือ ปริมาณชาตุอาหารต่ำ ถาวรตัวช้า จึงปล่อยชาตุอาหารให้พืชได้ช้า หากไม่ต้องการปริมาณมาก และราคางบประมาณต่ำ แต่หากต้องการชาตุอาหารพืช
- ข้อจำกัดของการใช้ปุ๋ยคอก คือ ต้องใช้ในปริมาณมาก มีปัญหาด้านการขนส่งในกรณีที่อยู่ไกล มีปัญหามาเล็คพืชติดปนมาทำให้เกิดหญ้ามากในแปลงที่ใช้ปุ๋ยคอกโดยเนพะกรณีที่ใช้มูลกระเบื้องเป็นสัตว์ที่กินหญ้าเป็นอาหารหลัก เกษตรกรบางรายเข้าใจผิดคิดว่าใช้ปุ๋ยคอกแล้วจะทำให้เกิดโรคต่าง ๆ กับพืชที่ปลูก ปัจจุบันมีพ่อค้าบางรายเริ่มผลิตปุ๋ยคอกป่องป่นส่งผลเสียทำให้เกษตรกรไม่ยากไร้ปุ๋ยคอก และมูลสุกรบางเดล่าใช้โซดาไฟถังคอกสัตว์ ทำให้มูลที่ได้คุณภาพไม่ดี
- ปริมาณชาตุอาหารในปุ๋ยคอก ปุ๋ยคอกที่ได้มาจากการสัตว์แต่ละชนิดจะมีปริมาณชาตุอาหารพืชแตกต่างกันไป โดยเนพะอย่างยิ่งในส่วนที่เป็นชาตุอาหารหลักจะขึ้นอยู่กับปัจจัยหลายประการด้วยกัน คือ สภาพของการสะสมปุ๋ยคอก อาหารที่สัตว์กิน และอายุของสัตว์โดยทั่วไปแล้วปริมาณชาตุอาหารในปุ๋ยคอกจะมีสัดส่วนค่อนข้างต่ำทั้งชาตุในโตรเจน ฟอสฟอรัส และ

โพแทสเซียม แต่สัตว์บางชนิดได้แก่ สัตว์ปีกบางชนิดจะมีปริมาณฟอสฟอรัสในปุ๋ยคอกสูง ดังแสดงในตารางที่ 2.1

ตารางที่ 2.1 แสดงปริมาณชาตุอาหารหลักเฉลี่ยในปุ๋ยคอกแต่ละชนิด

ชนิดของปุ๋ยคอก	ช่วงค่าการวิเคราะห์				ค่าเฉลี่ย (%)			
	ความชื้น	N (%)	P <sub>2</sub> O <sub>5</sub> (%)	K <sub>2</sub> O (%)	ความชื้น	N	P <sub>2</sub> O <sub>5</sub>	K <sub>2</sub> O
มูลโค	35-60	0.86-1.32	0.32-0.58	0.80-2.21	47	1.1	0.4	1.6
มูลกระนือ (สด)	36-80	0.81-1.37	0.19-0.49	0.88-1.91	57	1.1	0.7	1.5
มูลกระนือ (แห้ง)	8-11	0.81-1.15	0.52-0.92	0.52-3.23	10	1	0.7	1.7
มูลเป็ด (สด)	25-37	1.08-1.26	1.10-1.41	0.69-1.21	32	1.1	1.3	0.9
มูลเป็ด (แห้ง)	3-15	0.56-1.22	1.03-2.15	0.02-2.05	8	0.8	1.8	0.4
มูลไก่	3-18	1.90-3.91	2.98-11.14	0.51-3.52	9	2.7	6.3	2
มูลถังกา	3-13	0.23-8.96	5.17-21.78	0.01-2.94	9	3.1	12.2	0.6
มูลสุกร	15-45	1.03-1.68	1.74-2.69	0.63-1.34	30	1.3	2.4	1

- อัตราการใส่ปุ๋ยคอก การใส่ปุ๋ยคอกเพื่อให้ได้ปริมาณชาตุอาหารหลักเพียงพอ กับพืชเมื่อเทียบกับปุ๋ยเคมีแล้วจะต้องใส่ปุ๋ยคอก 600 ถึง 1,000 กิโลกรัม ซึ่งอาจจะทำได้ยาก เพราะมักจะหามาได้ไม่เพียงพอ ดังนั้น อัตราการใส่ปุ๋ยคอกจึงปรับให้กล่าวคือ ถ้ามีมากก็ใส่มาก มีน้อยก็ใส่น้อย แต่ขอให้ใส่อย่างสม่ำเสมอทุกครั้งปุ๋ย และในตารางที่ 2.2 ได้แสดงให้เห็นถึงประโยชน์ของปุ๋ยคอกที่สามารถช่วยปรับสภาพของดินเมื่อใส่ติดต่อ กันเป็นระยะเวลา 5 ปี

ตารางที่ 2.2 ผลการใช้ปุ๋ยคอกอัตรา 1,600 กิโลกรัม เป็นเวลา 5 ปี ต่อคุณสมบัติทางกายภาพของดิน

สมบัติของดิน	ใช้ปุ๋ยเคมี	ใช้ปุ๋ยคอก
ความหนาแน่นรวม(กรัม/ลบ.ซม.)	1.37	1.22
ความพรุน(%)	48.3	54
การถ่ายเทอากาศ(ซม./วินาที)	0.27	0.41
การเกิดเม็ดดิน(%)	33.6	45.6

- วิธีการใส่ปุ๋ยคอก การใส่ปุ๋ยคอกลงในนาข้าวสามารถทำได้โดยการหัวน้ำให้สม่ำเสมอทั่วแปลงด้วยมือหรือเครื่องจักรดังแสดงในรูปที่ 2.6 ในบางกรณีอาจต้องใส่โดยวิธีการโรยเป็นແล็กก์ได้ ซึ่งการเก็บรักษาปุ๋ยคอกอาจไว้ใช้นาน ๆ ควรนำมาทำให้แห้งสนิทแล้วกองรวมกันไว้

ไม่ให้ถูกฝนและไม่ถูกกรอบกวนในขณะเก็บรักษาโดยอาจเก็บไว้ภายใต้หลังคาคุ้มฝน เก็บไว้ในหลุมดิน หรือหลุมคอนกรีตเพื่อป้องกันการระเหยของไนโตรเจน แต่ถ้าปัจจุบันเป็นปัจจุบันสดและต้องการนำไปใช้ประโยชน์ในวันทำการหมักให้มีความชื้นลดลงเหลือประมาณร้อยละ 40 ถึง 50 ก่อนนำไปใช้

การใส่ปุ๋ยคอกให้ได้ผลตอบแทนสูงสุดควรใช้ร่วมกับปุ๋ยเคมี โดยใส่ในอัตราที่เหมาะสมกับชนิดของพืชที่ปลูก การใส่ปุ๋ยคอกทึ้งในรูปของแข็งและของเหลวเมื่อใส่แล้วกรอกบนทันทีเพื่อลดการสูญเสียปุ๋ยโดยเฉลี่ยว่าง เช่นจะสูญเสียในไนโตรเจนในรูปของก๊าซแอมโมเนียได้มากกว่าปุ๋ยแข็ง การใส่ปุ๋ยกับพืชไว้ ควรห่วนหรือลดไกล์โคนต้นพืชแล้วกรอก ในกรณีไม่ผลหรือไม่ยืนต้นที่ปลูกเป็นหลุมควรใส่ร่องกันหลุมจะช่วยประหัดปุ๋ยที่ใส่ การใส่ปุ๋ยเหลวควรใส่ในวันที่มีอากาศเย็นและไม่มีลม การใส่ปุ๋ยคอกนอกจากจะช่วยเพิ่มปริมาณธาตุอาหารหลักแก่พืชปลูกแล้วยังช่วยแก้ปัญหาการขาดจุลธาตุอาหารในดิน ปัญหาดินเสื่อมคุณภาพ ดินเกิดการกร่อน และดินมีความอุดมสมบูรณ์ต่ำ และยังช่วยแก้ปัญหาเกี่ยวกับสมบัติทางกายภาพของดินที่ไม่เหมาะสม เช่น ดินมีการอุ้มน้ำไม่ดี ดินมีโครงสร้างแน่นทึบ ไนโตรเจนมาก เนื่องจากการใส่ปุ๋ยคอกจะทำให้ดินร่วนชุก ดินไปร่วมมีการอุ้มน้ำและการระบายน้ำดี



รูปที่ 2.6 การใส่ปุ๋ยคอก

■ เวลาที่เหมาะสมในการใส่ปุ๋ยคอก นิยมใส่ปุ๋ยคอกในเวลาการเพาะปลูกในช่วงการไถ พรวน ถ้ามีการเพาะปลูกหลายครั้งต่อปี การใส่ปุ๋ยคอกหลังการเก็บเกี่ยวทุกครั้ง แล้ว ไถพรวนให้เข้ากันดีกับคืนก่อนการปลูกพืช การใส่ปุ๋ยคอกเพิ่มเติมให้แก่น้ำข้าวหลังการปลูกก็อาจ ทำได้ แต่ผลไม่ดีเท่ากับการใส่ก่อนปลูก เพราะการผสมกลุกเคล้ากันของปุ๋ยคอกและคินอาจทำได้ ไม่สะดวกเท่าที่ควร

■ การเก็บรักษาปุ๋ยคอก ทำได้โดยการนำปุ๋ยมากองรวมกันเป็นรูปฝาชีใน โรงเรือน จากนั้นจึงทำการอัดให้แน่น แต่หากอยู่กลางแจ้งควรใช้ทางมะพร้าวคลุมไว้เพื่อลดการ สัมผัสแสงแดดและลม สำหรับปุ๋ยคอกที่ยังสดอยู่ ถ้าใส่ปุ๋ยซูเปอร์ฟอสเฟตชนิดธรรมชาติไปด้วย เล็กน้อยจะช่วยป้องกันไม่ให้มีการสูญเสีย ในโตรเจน โดยการระเหิดกลไกเป็นก้าช ได้ แต่ถ้าอยู่ใน คอกให้ใช้แกลบัน ปีลีออย หรือฟางข้าวรองพื้นคอกเพื่อให้ดูดซับปุ๋ยไว้ เมื่อฟางข้าวอิ่มตัวด้วยปุ๋ยจึง รองเพิ่มเป็นชั้น ๆ เมื่อสะสมไว้มากพอให้ลอกเอาไปกองเก็บไว้ หรือนำไปใส่ในไร่นาได้ ปุ๋ยคอกที่ เก็บรักษาไว้เป็นระยะเวลานานจะมีการหมักตัวและย่อยสลายตามระยะเวลาที่เก็บและจะมีค่าความ หนาแน่นของปุ๋ยคอกที่แตกต่างกันไปตามสภาพของปุ๋ยในขณะนั้น ดังรายละเอียดในตารางที่ 2.3

ตารางที่ 2.3 ความหนาแน่นของปุ๋ยคอก

ชนิดของปุ๋ยคอก	ความหนาแน่น( $\text{kg}/\text{m}^3$ )
แห้ง	200 – 300
สด	300 – 400
สดและอัดแน่น	500 – 600
กึ่งหมัก	600 – 700
ย่อยสลาย	700 – 800
อิวมัส	800

#### 2.1.6 ขอบหมุน

ขอบหมุน เป็นเครื่องมือเตรียมดินที่ใช้เตรียมดินขึ้นที่สอง โดยการทำงานเพียงครั้งเดียว ทำหน้าที่ตัดดินและเหลว่งดิน ไปด้านหลังหรือด้านข้างสามารถเตรียมดินให้เหมาะสมกับการ เพาะปลูกได้ดี ซึ่งลักษณะของขอบหมุนแสดงในรูปที่ 2.7

■ จุดประสงค์ในการใช้ขอบหมุน เพื่อเตรียมหน้าดินให้ละเอียดเหมาะสมแก่การ เพาะปลูกหลังจากไถแล้ว ใช้ในการเตรียมดินเที่ยวเดียวโดยไม่ต้องไถ เป็นการลดค่าใช้จ่าย และไม่ ทำให้สภาพของดินเสีย เช่น การเตรียมแปลงนา หรืออาจใช้ร่วมกับไถดินด้าน ข้างท้ายดินด้านให้

ແຕກແລະຍ່ອຍດິນໃຫ້ລະເອີຍໃນເຖິງເວົາເດືອນ ຂ່າຍຄຸກເຄົ້າດິນກັບອິນທຣີວັດຖຸໃຫ້ເຂົ້າກັນໄດ້ທຳວົງ ທຳໃຫ້ພື້ນເຕີບໂຕໄດ້ຍ່າງສໍາເລັດ ໃຊ້ກຳຈັດວັນພື້ນຮວ່າງແຄວພື້ນ ໃຊ້ຍກຮ່ວມ ແລະຍ່ອຍດິນໃຫ້ລະເອີຍໃນເຖິງເວົາເດືອນ



ຮູບທີ 2.7 ຈອບໜຸນຕິດຮອນແກຣກເຕອຮ

- ຕໍາແໜ່ງຂອງຈອບໜຸນທີ່ຕິດໜັງຮອນແກຣກເຕອຮ ການຕິດຕັ້ງຈອບໜຸນເຂົ້າກັບຮອນແກຣກເຕອຮຕິດໄດ້ 2 ລັກນະ ຄື່ອ ຕິດໃຫ້ສູນຢ່າງຂອງຈອບໜຸນກັນແກຣກເຕອຮຕຽບຮັບຕັ້ງໄໝ ຈອບໜຸນເຂົ້ອງໄປທາງຂວາມເນື້ອ ຄື່ອ ສລັກຫຼືອຈຸດຍືດສລັກທີ່ຈະໄໝຈອບໜຸນເຂົ້ອງໄປທາງຂວານນີ້ ບຣິນທຸກຄູ່ພລິຕຈະກຳຫັນຄສ່ວນໄວ້ໃຫ້ແລ້ວ ເພີຍແຕ່ເລືອກຕິດຕັ້ງໃຫ້ຄູກຕ້ອງເທົ່ານັ້ນ ໂດຍໃນຮູບທີ 2.8 ຈະແສດງໃຫ້ເກີນລຶງຕໍາແໜ່ງຂອງຈຸດຕ່ອງພ່ວງຮອນແກຣກເຕອຮທີ່ໃຫ້ສໍາຫຼວບຕ່ອງເຂົ້າກັນຈອບໜຸນ



รูปที่ 2.8 จุดต่อพ่วงมาตรฐานแบบ 3 จุด และเพลาอำนวยกำลังของรถแทรกเตอร์

- การทำงานของขอบหมุน การทำงานของขอบหมุนได้แสดงไว้ในรูปที่ 2.9 โดยที่ขอบหมุนจะทำงานโดยใช้รถแทรกเตอร์ลาก และในมีดจะรับกำลังจากการขับของเพลาอำนวย กำลังของรถแทรกเตอร์ผ่านไปยังเพลารับกำลังและส่งกำลังต่อไปยังห้องเกียร์ของขอบหมุน จากห้องเกียร์มีเพลาไปขับโซ่ซึ่งจะส่งกำลังไปขับเพลาใบมีด ในมีดของขอบหมุนจะติดอยู่บนหน้า แปลนของเพลาหมุนนี้ และเพื่อป้องกันก้อนดินและหญ้ามาติดระหว่างใบมีดของขอบหมุนจะต้อง จัดให้หน้าแปลนซึ่งติดอยู่บนเพลาห่างกันอย่างน้อย 20 เซนติเมตร ในมีดจะสามารถตัดก้อนดินได้ ขึ้นอยู่กับความเร็วของขอบหมุนและความเร็วของรถด้วย จำนวนรอบของขอบหมุนจะอยู่ ระหว่าง 95 ถึง 230 รอบต่อนาที การเปลี่ยนความเร็วของขอบหมุนทำได้โดยเปลี่ยนชุดเพ่องในห้อง เกียร์ ซึ่งจะปรับความเร็วของใบมีดได้จาก 2 ถึง 7 เมตรต่อนาที ความเร็วของเพลาอำนวยกำลังของ รถแทรกเตอร์ จะต้องคงที่เสมอตลอดการทำงาน



รูปที่ 2.9 แสดงการทำงานของจอบหมุนที่ดัดตั้งกับรถแทรกเตอร์

### 2.1.7 เครื่องโรยปุ๋ย

ใช้สำหรับให้ปุ๋ยที่หน้าดิน จะโรยปุ๋ยได้หน้ากว้างตามความยาวของถังบรรจุ เพราะช่องเปิดอยู่ที่ก้นถัง ผู้ขับจะเปิดหรือปิดช่องนี้ด้วยคันโยก หรือใช้เชือกดึง มีล้อรองรับที่ปลายทั้งสองข้างของถัง และทำหน้าที่เป็นล้อขับเคลื่อน ไก่กำหนดปริมาณปุ๋ยด้วย

- ส่วนประกอบที่สำคัญ ดังนี้

- ถังบรรจุปุ๋ย ความจุของถังประมาณ 45 กิโลกรัมต่อความยาว 1 ฟุต ปกติถังจะมีความยาว 8 ถึง 12 ฟุต (2.4 ถึง 3.6 เมตร)
  - กลไกกำหนดปริมาณปุ๋ย วางแผนแนวต่อกลอดความยาวของถัง ซึ่งมีด้วยกันหลายลักษณะ เช่น แบบเกลียวนำปุ๋ย (Auger Type) แบบโซ่เลื่อน (Chain Type) แบบสายพาน (Belt Type) และแบบแผ่นเลื่อน (Reciprocating plate type)
  - ช่องจ่ายปุ๋ย เป็นช่องทางออกของปุ๋ยที่อยู่บริเวณก้นถัง สามารถปรับเพื่อควบคุมการไหลของปุ๋ยได้

- ล้อขับ ใช้สำหรับรองรับถังปุ๋ย ขณะเดียวกันก็เป็นล้อขับเคลื่อนและส่งกำลังไปยังชุดกำหนดปริมาณปุ๋ยด้วย (ในงานวิจัยนี้ใช้จอบหมุนทำหน้าที่แทนล้อขับ)
  - ระบบส่งกำลัง ในเครื่องจักรกลเกษตรการส่งกำลังจากต้นกำลังสามารถทำได้ 4 วิธี คือ การใช้เฟืองขับ (Gear) การใช้สายพานและล้อขับ (Pulley and Belt) การใช้เพลาอำนวยกำลัง (Power Take Off) และการใช้โซ่และล้อเฟือง (Sprocket Wheel and Chain)

#### 2.1.8 การอัดตัวแน่นของดิน (Soil compaction)

หมายถึง การเพิ่มขึ้นของความหนาแน่นของดินและทำให้อุณหภูมิของเม็ดดินเรียงซิดกัน การอัดตัวแน่นของดินสามารถเกิดขึ้นได้ในหลาย ๆ กรณี ได้แก่ ฝนตก แรงดึงภายในของน้ำ หรือแรงอื่น ๆ เนื่องจากการใช้เครื่องจักรกลทางการเกษตร ซึ่งในปัจจุบันได้มีการใช้เครื่องจักรกลการเกษตรขนาดใหญ่ขึ้น ก่อให้เกิดแรงกระแทกต่อดินสูงขึ้น ขั้นของดินเกิดการอัดตัวแน่นของดิน โดยการอัดตัวของดินเกี่ยวกับการเพิ่มความหนาแน่นของดิน ซึ่งเป็นผลมาจากการให้น้ำหนักหรือความดันจากภายนอกให้กับดิน โดยปกติแล้วดินทุกชนิดจะมีความหนาแน่นอยู่แล้ว แต่ถ้าเพิ่มน้ำหนักหรือแรงกดจากเครื่องมือต่าง ๆ จะทำให้ความหนาแน่นเพิ่มขึ้น ซึ่งความหนาแน่นที่เพิ่มขึ้นนี้จะมีผลจากแรงอัดตัวและปริมาณความชื้น

- ชั้นของดินที่เกิดการอัดแน่นตัว สามารถแบ่งได้เป็น
  - Arable Layer เป็นชั้นดินซึ่งอยู่ส่วนบนสุด จะมีแร่ธาตุอาหารและอินทรีย์ตุ่กสูง เหมาะแก่การเพาะปลูก ดินชั้นนี้จะมีสัดส่วนของความชื้นในดิน ช่องว่างอากาศ และส่วนของเนื้อดินที่เหมาะสม อนุภูมิของเม็ดดินมีการจับตัวกันอย่างหลวม ๆ
  - Subsoil Layer เป็นดินชั้นล่างที่มีการอัดตัวแน่น เนื่องจากดินเกิดการเปลี่ยนแปลงส่วนประกอบหรือสัดส่วนของดินขึ้นอย่างไม่เหมาะสม ดินในชั้นนี้จะมีการจับตัวกันอย่างหนาแน่น เกิดเป็นชั้นดินดานขึ้น รากพืชไม่สามารถหยิบลึกผ่านลงไปได้

ดินชั้นบน (Top Soil)
ชั้นดินดาน (Plow Pan)
ดินชั้nl่าง (Subsoil)

รูปที่ 2.10 แสดงชั้นดินต่าง ๆ

จากรูปที่ 2.10 ดินชั้นบนสุด (Top Soil) จะเป็นชั้นที่เมล็ดพันธุ์พืชใช้เป็นที่เจริญเติบโต ดินชั้นนี้จะมีการจับตัวกันอย่างหลวม ๆ สภาพดินฟ้าอากาศจะมีอิทธิพลต่อดินชั้นนี้มาก การฉาดเนื่องจากน้ำบนผิวดินจะมีผลต่อการอัดแน่นของดิน โดยเฉพาะอย่างยิ่งการฉบดด้วยของสารเคมีบริเวณผิวน้ำดิน ยิ่งกว่านั้นการใช้เครื่องจักรเครื่องมือทางการเกษตรจะทำให้หน้าดินเกิดการอัดตัวโดยตรง ซึ่งจะมีผลกระทบต่อการออกของเมล็ดพันธุ์พืชบริเวณผิวน้ำดินในชั้นดินที่มีการเกษตรกรรมโดยการใช้เครื่องจักรเครื่องมือทางการเกษตร จะทำให้ความหนาแน่นมวลรวม (Bulk Density) ของดินในชั้นนี้มีการเปลี่ยนแปลงอยู่ตลอดเวลา ดังนั้นในการไถพรวนจึงต้องมีการพิจารณาถึงผลกระทบที่มีต่อการอัดตัวแน่นของดิน ซึ่งจะมีผลต่อการเจริญเติบโตของพืช การไถพรวนที่ระดับความลึกเดิมอยู่ตลอดเวลาจะทำให้ดินเกิดการอัดตัวแน่นเกิดเป็นชั้นดินคาน (Subsoil, Plow Pan) การฉาดดินเนื่องจากน้ำภายในห้องใต้ดินจะทำให้ดินมีความหนาแน่นเพิ่มขึ้น โดยเฉพาะอย่างยิ่งในดินเหนียวชั้นดินคาน จะจับตัวกันเป็นก้อนแข็งมาก มีผลต่อการระบายน้ำและการแพร่กระจายของรากพืช ปริมาตรของดินจะเป็นตัวชี้บ่งถึงการอัดตัวแน่นของดิน กรณีลักษณะที่เกิดขึ้น จะก่อให้เกิดการเปลี่ยนรูปของดินด้วยการอัดตัวแน่นของดิน ซึ่งจะมากหรือน้อยเพียงใดนั้นจะพิจารณาได้จากช่องว่างระหว่างเม็ดดิน (Pore Space) หมายถึง ส่วนที่เป็นของเหลวหรือแก๊สที่แทรกตัวอยู่ระหว่างเม็ดดิน หาได้จากอัตราส่วนที่คิดเป็นเปอร์เซ็นต์ ระหว่างปริมาตรของช่องว่างระหว่างเม็ดดินต่อปริมาตรของดินทั้งก้อน อัตราส่วนช่องว่าง (Void Ratio) เป็นอัตราส่วนระหว่างปริมาตรของช่องว่างระหว่างเม็ดดินต่อปริมาตรของเม็ดดิน น้ำหนักโดยปริมาตรของดินแห้ง (Dry Volume Weight) หมายถึง น้ำหนักเม็ดดิน (ไม่รวมน้ำหนักของน้ำ) ในหนึ่งหน่วยปริมาตร มีหน่วยเป็น กรัมต่อลูกบาศก์เซนติเมตร และปริมาตรโดยน้ำหนักมวลรวม (Bulk Weight Volume) หมายถึง ปริมาตรของดินในหนึ่งหน่วยน้ำหนักหรือเป็นส่วนกลับของน้ำหนักโดยปริมาตรของดินแห้ง

การทดสอบในแปลงที่กระทำกับดินที่มีปริมาณอนุภาคดินทรายค่อนข้างสูงและดินเหนียวพบว่า การเพิ่มขึ้นของการอัดตัวแน่นของดิน จะเกิดขึ้นพร้อมกับการเพิ่มขึ้นของการลีนไถ และมีค่าสูงที่สุดเมื่อมีการลีนไถ 25 ถึง 35% โดยดินชั้นบนจะมีการอัดตัวแน่นลดลงตัวอย่างมากที่ค่าการลีนไถมีค่าสูงขึ้น (อนุตร จำลองกุล, 2537)

ได้มีการนำเอาตัวประกอบต่าง ๆ ดังแสดงในตารางที่ 2.4 ที่มีผลต่อการอัดตัวแน่นของดิน เนื่องจากลักษณะที่เปลี่ยนไป ปริมาณความชื้น อัตราการลีนไถ แสดงความสัมพันธ์ในรูปของสมการ เพื่อหาค่าความหนาแน่นของดิน ดังสมการต่อไปนี้

$$\gamma_d = \gamma_0 + A_1 \log \left\{ \frac{Np}{p_0} (1 + S\%) \right\} + B_1 \log (W\%) \quad (2.1)$$

เมื่อ  $S = \frac{V_s}{V_w}, \%$

ตารางที่ 2.4 แสดงค่าคงที่ของดินสำหรับการพยากรณ์การบดอัดดิน

Soil	$g_0(\text{dry}), \text{t/m}^3$	$P_o, \text{kPa}$	$A_1, \text{t/m}^3$	$B_1, \text{t/m}^3$	Source
Ste – Rosalie Clay	0.7	3	0.13	0.4	1
Loamy Sand	1	7	0.17	0.3	1
Sandy Loam	0.8	7	0.17	0.5	1
Yolo Silt Loam	1	7	0.13	1.1	2
Heavy Loamy Clay	1.1	7	0.17	0.5	2
Clay	1.2	7	0.14	0.3 - 0.7	3
Sandy Loam	1.3	7	0.17	0.5	3

▪ ปัจจัยที่มีผลต่อการบดอัดดิน เนื้อดิน หมายถึง สัดส่วนสัมพัทธ์ระหว่าง อนุภาคของดินทราย ดินเหนียว และดินตะกอน ในดินแต่ละชนิดและในสถานที่ต่างกัน จะมี สัดส่วนแตกต่างกันไป โดยเฉพาะอย่างยิ่งสัดส่วนของช่องว่างระหว่างเม็ดดิน (Pore Space) จะ ขึ้นอยู่กับความสัมพันธ์ของการกระจายตัวและเรียงตัวของอนุภาคเม็ดดิน ดินที่มีอนุภาคเรียงตัวกัน อย่างสม่ำเสมอ จะมีการกระจายขนาดของอนุภาคที่เท่ากันด้วย สมมุติว่าในแต่ละอนุภาคเม็ดดิน ประกอบด้วยอนุภาคขนาดเล็กจำนวนหนึ่ง ซึ่งว่างที่เกิดขึ้นระหว่างอนุภาคจะมีค่าเพิ่มขึ้น ส่วน ซึ่งว่างของอากาศก็จะลดลงจนอาจทำให้ดินมีความเป็นเนื้อเดียวกัน (Homogeneous Soil)

ถ้ามีแรงมาระทำในลักษณะการคลุกเคล้ากันต่อดิน จะทำให้ดินถูกอัดตัวขึ้น ซึ่งผลดังกล่าวจะขึ้นอยู่กับขนาดและปริมาตรของอนุภาคเม็ดดินที่กระจายตัวกันอยู่ในดิน ในดิน ทรายจะมีแรงการขึ้นระหว่างอนุภาคเม็ดดินคือกัน (Cohesion) มีค่าน้อย การให้การกระทำต่อดิน ข้ามลาย ๆ ครั้ง จะทำให้ดินเกิดการอัดตัวแน่นมากกว่าในดินเหนียว เพราะว่าดินเหนียวมีคุณสมบัติ ยืดหยุ่น (Elastic) ได้มากกว่า จึงมีการคืนตัว (Rebound) ภายหลังจากถูกแรงกระทำปัจจัยที่มีผลต่อ การอัดตัวแน่นของดิน มีดังต่อไปนี้

- ความชื้นในดิน ความชื้นในดินจะมีผลต่อการอัดแน่นตัวของดิน เนื่องจากแรงกระทำเป็นอย่างมาก ได้มีผลทดสอบการอัดแน่นตัวของดินในดินที่มีความชื้นต่าง ๆ กันพบว่า ในดินที่มีความชื้นสูงจะมีความสามารถในการบดอัดตัวสูง เช่นกัน ดินเมื่อถูกแรงกระทำจะมีผลทำให้ช่องว่างระหว่างเม็ดดินลดลง เมื่อความชื้นดินมีค่าเพิ่มขึ้นจนอิ่มตัวด้วยน้ำ จะทำให้การบดอัดดินไม่เกิดผลใด ๆ เพราะว่าดินมีน้ำมากเกินไปที่จะเก็บไว้ในช่องว่างดินได้

- อากาศในดิน การบดอัดดินจะทำให้ช่องว่างในดินลดลง แต่อากาศจะหลอกไปไม่หมด กรณีดินเหนียวอาจยังคงมีปริมาณอากาศเหลืออยู่ประมาณ 5% ดินที่ถูกบดอัดตัวจะทำให้อากาศในดินถูกอัดตัวด้วย เมื่ออาการที่กระทำออก แรงดันของอากาศก็จะดันกลับคืนสู่สภาพเดิมทำให้ดินมีการคืนรูปเดิม (Rebound)

- อินทรีย์วัตถุในดิน ดินที่มีอินทรีย์วัตถุมาก และมีความชื้นสูงจะมีความต้านทานต่อการเกิดการบดอัดตัวสูงกว่าดินที่มีอินทรีย์วัตถุน้อย แต่ถ้าในสภาพของดินแห้ง ดินที่มีอินทรีย์วัตถุน้อยจะต้านทานต่อการบดอัดได้ดีกว่า

- การลดการอัดตัวแน่นของดิน การไถพรวนจะทำให้มีการอัดตัวแน่นของดินได้ชั้นไถพรวน อันเนื่องมากจากน้ำหนักของรถแทรกเตอร์และอุปกรณ์ไถลายเป็นชั้น เรียกว่า ชั้นดินคน (Plow Pan) ดังนั้นจึงไม่ควรทำการไถพรวนดินจนเกินความจำเป็น และต้องมีการทำลายชั้นดินคนเป็นครั้งคราว และหลีกเลี่ยงการกระทำที่จะก่อให้เกิดการอัดแน่นตัวของดิน ซึ่งสามารถปฏิบัติได้ดังนี้

- หลีกเลี่ยงการใช้เครื่องทุ่นแรงฟาร์มที่มีแรงดันที่พื้นผิวสัมผัสระหว่างล้อ ยางกับดินมาก โดยเฉพาะอย่างยิ่งการวิ่งชารอยเดิมในแปลงเพาะปลูก ค่าแรงดันที่ผิวสัมผัสที่เหมาะสมควรมีค่าต่ำกว่า 70 กิโลปascal

- หลีกเลี่ยงการใช้เครื่องทุ่นแรงฟาร์ม ที่มีการลื่นไถลงมากเกินไปในขณะทำงาน เพราะจะมีความหนาแน่นของดินเปลี่ยนแปลงไป

- การใช้ความดันลมยางที่เหมาะสม จะช่วยให้การกระจายน้ำหนักของรถแทรกเตอร์มีความสม่ำเสมอ เช่น การใช้ความดันลมยางที่ต่ำจะทำให้การกระจายน้ำหนักได้ดี

- การลดการไถพรวนไม่เป็นการทำลายโครงสร้างดิน แต่จะเป็นการช่วยลดการอัดตัวแน่นของดิน ทำให้น้ำและอากาศที่อยู่ในดินเกิดการไหลเวียนได้ดี

- หลีกเลี่ยงการไถพรวนที่ความลึกดิบทุกปี และใช้เครื่องทุ่นแรงฟาร์มอย่างเหมาะสม

- การเตรียมดินที่ถูกวิธี จะช่วยลดการอัดตัวแน่นของดินได้ และเมื่อเกิดชั้นดินดานขึ้นการใช้ไถดินดานเพื่อทำลายชั้นดินดานจะเป็นการปรับสภาพของดินให้ดีขึ้นได้

## 2.2 การวิเคราะห์ต้นทุน

ค่าใช้จ่ายหรือต้นทุนการใช้เครื่องจักรกลเกษตรเป็นสิ่งจำเป็นที่เกษตรกรหรือวิศวกรจำเป็นต้องรู้เพื่อตัดสินใจในการซื้อ และการเลือกซื้อเครื่องจักรกลเกษตรมาลงทุน การตัดสินใจเลือกซื้อเครื่องจักรกลเกษตรมาใช้งาน แม้มีองค์ประกอบหลายอย่างก็ตาม แต่องค์ประกอบที่สำคัญคือ ต้องคำนวณต้นทุนการใช้เครื่องจักรกลเกษตรนั้น ซึ่งต้นทุนการใช้เครื่องจักรกลเกษตรจะคิดต่อพื้นที่ เช่น นาที่ต่อไร่ นำต้นทุนที่คำนวณได้ไปเปรียบเทียบกับราคาน้ำดื่มที่เครื่องจักรกลเกษตรแบบเดียวกันรับซึ่งทั่ว ๆ ไปก็จะได้ข้อมูลในการตัดสินใจ การคิดต้นทุนการใช้เครื่องจักรกลเกษตร จำเป็นต้องมีข้อมูลที่ถูกต้องหรือใกล้เคียงความเป็นจริง เช่น ขีดความสามารถในการทำงานของเครื่องจักรกลเกษตร (Field Capacity) โดยเฉลี่ยซึ่งมีหน่วยเป็นไร่ต่อชั่วโมง อายุการใช้งาน (Service life) ซึ่งมีหน่วยเป็นชั่วโมงการทำงาน หรือจำนวนปี ค่าเสื่อมราคา (Depreciation) คือ ราคาของเครื่องจักรกลที่ลดลงเนื่องจากขีดความสามารถลดลง เนื่องจากการใช้งาน ค่าล้าสมัยทำให้หายาหวยซ่อมแซมยาก เครื่องจักรรุ่นใหม่มีขีดความสามารถในการทำงานสูงกว่า ค่าซ่อมแซมน้ำหนักมาก ประมาณปี ค่าน้ำมันหล่อลื่นและสารหล่อลื่น เป็นต้น ข้อมูลเหล่านี้จะได้จากการสำรวจรวมเป็นระยะเวลาหลาย ๆ ปี แล้วนำมาหาค่าเฉลี่ย เนื่องจากไม่สามารถหามาได้จากวิธีการคิดคำนวณโดยตรง ในต่างประเทศได้มีการศึกษาและสำรวจข้อมูลเหล่านี้ไว้แล้วเป็นส่วนใหญ่ทำให้สะดวกในการคำนวณต้นทุน ทำให้ผลลัพธ์ใกล้เคียงความเป็นจริง แต่ในประเทศไทยยังขาดการเก็บรวบรวมข้อมูลเหล่านี้ การคำนวณจึงต้องอาศัยข้อมูลจากต่างประเทศ หรือจากประสบการณ์ของผู้ชำนาญ ซึ่งอาจทำให้ผลการคำนวณคลาดเคลื่อนจากความเป็นจริงไปบ้าง การเก็บรวบรวมข้อมูลตั้งแต่ต้นในประเทศไทย โดยขอความร่วมมือจากผู้ใช้ เพื่อนำข้อมูลมาวิเคราะห์ในการคำนวณตั้งแต่ต้น ค่อนข้างยาก เพราะบุคคลดังกล่าวอาจไม่เห็นประโยชน์ที่ได้ หรือไม่มีเวลาหรือขาดความเข้าใจในการเก็บรวบรวมข้อมูล

### 2.2.1 วิธีการคิดต้นทุนการใช้เครื่องจักรกลและต้นทุนคงที่

#### ประกอบด้วย

- Interest of investment คือ ต้นทุนการใช้เครื่องจักรกลเกษตรต่อปีที่เกิดจากดอกเบี้ยในการลงทุน คิดคำนวณโดยหารค่าเฉลี่ยของราคากล่องเครื่องจักรกลและราคายา (ชา ก) คูณด้วยอัตราดอกเบี้ย ก็จะเป็นต้นทุนที่เกิดจากดอกเบี้ยการลงทุน ยอดต้นทุนดังกล่าวต่อปีจะคงที่ไม่ว่าปริมาณการใช้งานจะมากน้อยเท่าใด

- Depreciation cost คือ ต้นทุนที่เกิดจากการเสื่อมสภาพของเครื่องจักรกล เนื่องจากการใช้งาน ความล้าสมัย ขีดความสามารถไม่สามารถสู้เครื่องจักรกลสมัยใหม่ได้ ในการคำนวณดังกล่าวเราจำเป็นต้องทราบอายุการใช้งานของเครื่องจักรกลเกษตร ดังได้กล่าวมาแล้วว่าในประเทศไทยเราข้อมูลในเรื่องนี้ โดยทั่วไปในประเทศไทยการคิดคำนวณส่วนใหญ่จะประเมินอายุ

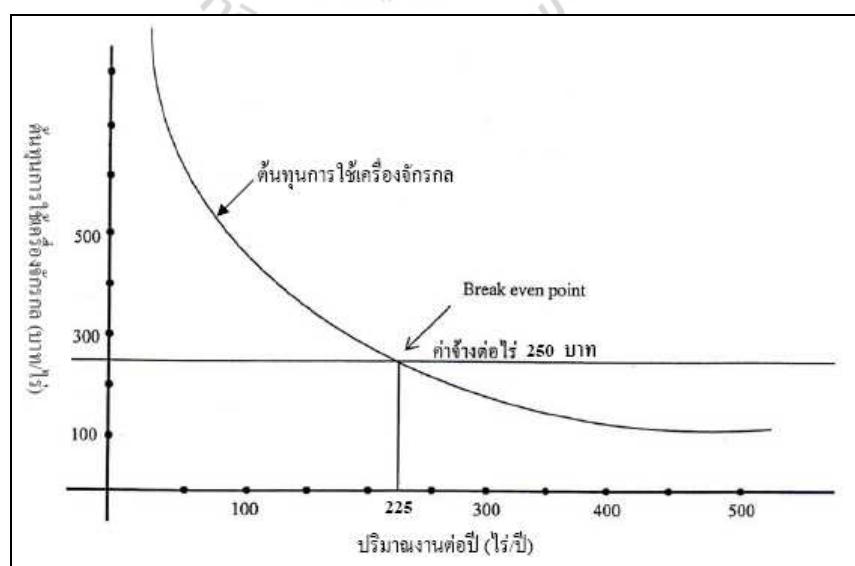
การใช้งานของเครื่องจักรกลเกยต์ไวที่ 8 ปี ซึ่งตัวเลขดังกล่าวสอดคล้องกับข้อมูลของต่างประเทศ การคิดต้นทุนการใช้เครื่องจักรกลเกยต์ อันเนื่องมาจากการเสื่อมราคามีได้หลายวิธีซึ่งแต่ละวิธีอาจจะให้ผลลัพธ์แตกต่างกันบ้าง โดยวิธี Straight-line Method เป็นการเสื่อมราคายโดยเฉลี่ยให้ในแต่ละปีมีค่าเสื่อมราคาร่วมเท่ากัน คำนวนโดยเอาราคาซื้อลงของราคากลางและหารด้วยอายุการใช้งาน สามารถคำนวนได้จากสมการ

$$D = \frac{(P - S)}{L} \quad (2.2)$$

การคิดค่าเสื่อมราค้าด้วยวิธีเส้นตรงนี้เป็นวิธีการคิดค่าเสื่อมราคแบบง่ายที่สุด ค่าเสื่อมราคายังคงที่ วิธีเส้นตรงนี้เป็นวิธีที่นิยมใช้กันมากที่สุดสำหรับการคิดค่าเสื่อมราคายของเครื่องจักรกลเกยต์

### 2.2.2 Break Even Point

เมื่อนำผลการคำนวนต้นทุนการใช้เครื่องจักรกลต่อหน่วยหน่วยพื้นที่ที่มีสัมพันธ์กับปริมาณการใช้งานต่อปีไปเขียนเป็นเส้นกราฟ จะได้เส้นกราฟลักษณะคล้าย Exponential คือ ต้นทุนจะลดลงอย่างรวดเร็วเมื่อปริมาณการใช้งานต่อปีเพิ่มขึ้นจนถึงระดับปริมาณการใช้งานณ จุดหนึ่ง อัตราการลดต้นทุนจะช้าลง จุดที่ต้นทุนต่อพื้นที่เท่ากับราคากลางที่มีการรับจ้างอยู่ทั่วๆ ไปเราเรียกว่าจุด Break even point ดังแสดงในรูปที่ 2.11



รูปที่ 2.11 แสดงความสัมพันธ์ต้นทุนการใช้เครื่องจักรกลกับปริมาณงานต่อปี

สามารถคำนวณหา Break even point ได้ 3 วิธี คือ วิธีวิเคราะห์โดยใช้สูตร (พิชคณิต) การหาโดยวิธีคำนวณค่าใช้จ่ายประจำปี (เลขคณิต) และวิธีวิเคราะห์โดยใช้กราฟ

### 2.2.3 ระยะเวลาในการคืนทุน

หรือ Pay Back Period หมายถึง ระยะเวลาในการคืนทุนของเครื่องจักร หรือ เวลาที่ กลับคืนมาของเงินที่ลงทุนไป ค่า PBP จะแสดงถึงผลกำไรที่ได้รับมีค่าเท่ากับการลงทุนซึ่ง เครื่องจักรในครั้งแรก ซึ่งสามารถแสดงได้ดังสมการ

$$PBP = \frac{P_1}{R} \quad (2.3)$$

### 2.2.4 การคำนวณเปรียบเทียบค่าใช้จ่าย

สำหรับการเรียบเทียบค่าใช้จ่ายในการเป็นเจ้าของเครื่องจักรและการซื้อผู้รับจ้างต้อง พิจารณาถึงจำนวนพื้นที่ที่เหมาะสมในการเป็นเจ้าของเครื่องจักร หรือจุดคุ้มทุน(Break even point) สามารถคำนวณได้จากสมการ

$$x = \frac{FC}{B - VC} \quad (2.4)$$

จุดคุ้มทุนในการเป็นเจ้าของเครื่องจักร คือ จุดตัดของกราฟ ระหว่างค่าใช้จ่ายในการทำงานของเครื่องจักร และอัตราค่าจ้าง

## 2.3 งานวิจัยที่เกี่ยวข้อง

จักรกฤษ ตั้งรัตน โสภณ และคณะ (2544) "ได้ศึกษาการออกแบบระบบส่งกำลัง และช่วงล่างของเครื่องหัวน้ำปั๊ยกอก เครื่องหัวน้ำปั๊ยกอกชนิดแกลบผสมน้ำ ไก่แบบพ่วงรถแทรกเตอร์ 4 ล้อ ขนาด 75 แรงม้า มีส่วนประกอบ 5 ส่วน คือ กระเบนไส้ปั๊ย ในพัสดุกระจายปั๊ย ระบบลำเลียงปั๊ย ระบบส่งกำลัง และช่วงล่าง โดยการศึกษานี้ได้พิจารณาการออกแบบระบบส่วนประกอบ 2 ส่วน คือ ระบบส่งกำลัง และช่วงล่าง ระบบส่งกำลังจากเพลาอำนวยการหัวน้ำ โดยจากการศึกษาพบว่า ได้รับการสนับสนุนจากมหาวิทยาลัยเทคโนโลยีสุรนารี ให้มีการดำเนินการอย่างต่อเนื่อง ทำให้สามารถนำไปใช้ประโยชน์ได้จริง แต่ต้องมีการปรับปรุงและพัฒนาต่อไป"

พื้นที่ และสำหรับการขับใบพัดจะมีการต่อเพลาจากเพลาอ่อนวยกำลัง โดยใช้มูเลย์และสายพาน ซึ่ง มีอัตราทดไปยังในพัด 1:4.5 ทำให้ใบพัดมีความเร็วในการห่ว่านคงที่เท่ากับ 933 รอบต่อนาที สำหรับห่วงล่างประกอบด้วย โครงเครื่องทำจากเหล็กรูปตัวซี มีความกว้าง 180 เซนติเมตร ซึ่ง เป็นห่วงที่เหมาะสมและสามารถป้องกันการหลักคว้าของเครื่องห่ว่านปุ๋ยขณะขับเคลื่อนล้อมีจำนวน 2 ล้อ ขนาดเส้นผ่าศูนย์กลาง 76 เซนติเมตร หน้ายางกว้าง 16 เซนติเมตร การวางกระเบาะใส่ปุ๋ยจะวาง ลงบนเพลาล้อ โดยไม่มีเหล็กแนวนป้องกันการสั่นสะเทือน เนื่องจากมีความเหมาะสมในการใช้งานในแปลงเพาะปลูก และเป็นการลดต้นทุนการผลิต

ชัยานิน อารามณ์รัตน์ และคณะ (2544) ได้ดำเนินการทดสอบเครื่องห่ว่านปุ๋ยกอกแบบ แกกลบผสมมูลไก่โดยการสร้างแบบจำลองของเครื่องห่ว่านปุ๋ย ซึ่งประกอบด้วยกระเบาะใส่ปุ๋ย โซ่ ลามเลียงปุ๋ย และใบพัดห่ว่านปุ๋ย แล้วทำการศึกษาการกระจายของปุ๋ย โดยคำนึงถึงระยะหัวงของการห่ว่านปุ๋ย ความสม่ำเสมอของปุ๋ยที่ห่ว่าน ซึ่งจากการทดสอบ พบว่า ปัจจัยที่มีผลต่อการทำงานของเครื่องห่ว่านปุ๋ย คือ ความเร็วรอบของงานห่ว่านปุ๋ย อัตราการป้อนปุ๋ยของโซ่ลามเลียง และลักษณะ ในพัดของงานห่ว่านปุ๋ย โดยจากการทดลองห่ว่านปุ๋ยโดยแบบจำลอง พบว่า จากการทดลองที่ ความเร็วรอบใบพัด 833 933 และ 1,033 รอบต่อนาที ในพัดที่ความเร็วรอบ 933 รอบต่อนาที จะให้ ห่วงกว้างของการห่ว่านมากที่สุด และอัตราการป้อนปุ๋ยของโซ่ลามเลียงมีผลต่อความหนาแน่นของปุ๋ย และลักษณะการกระจายของปุ๋ย ซึ่งเป็นส่วนที่ควรจะสามารถปรับเปลี่ยนได้ตามต้องการเพื่อให้ เหมาะสมต่อพื้นที่ ในส่วนของใบพัดห่ว่านปุ๋ยจากการทดลองสามารถเลือกใช้แบบ งานขนาด เส้นผ่าศูนย์กลาง 41 เซนติเมตร และมีใบพัดแบบครึ่งตรง 4 ครีบ ขนาด  $0.3 \times 15 \times 15$  เซนติเมตร วางทำมุก กัน 90 องศา สามารถให้ห่วงกว้างในการห่ว่านปุ๋ยได้มากที่สุด และมีการกระจายปุ๋ยที่ สม่ำเสมอเดียวกับแบบอื่น

มงคล 瓜ງวะ ໂຣກາສ (2544) ศึกษาออกแบบสร้างและทดสอบอุปกรณ์เตรียมดินเพื่อทำ เทือกนาชนิดพ่วงติดรถ ไถชนิดนั่งขับ โครงการวิจัยนี้ได้พัฒนาไถจอยหมุนสำหรับติดตั้งกับรถไถ นั่งขับชนิดหักเลี้ยวกลางลำเพื่อใช้เตรียมดินสำหรับทำเทือกนา ไถจอยหมุนนี้มีความกว้างในการทำงาน 80 เซนติเมตร และไถพรวนไถลีก 15 เซนติเมตร ใช้เครื่องยนต์เบนซินขนาด 5.5 แรงม้า เป็น เครื่องยนต์ดันกำลัง ทดและถ่ายทอดกำลังผ่านมูเล่สายพานและเพื่องโซ่มาขับเพลาจอยหมุนซึ่งมี ใบมีดพรวนดินชนิดตัวซี จำนวน 24 ใบ ติดตั้งอยู่สำหรับถอยแยกและวางโดยใช้คันโยกบังคับ จากการ ทดลอง พบว่า เมื่อใช้ความเร็วรอบของเพลาจอยหมุน 300-350 และ 400 รอบต่อนาที โดยที่ ความเร็วรอบในการเคลื่อนที่ของรถอยู่ที่ระดับเดียว คือ 0.782 เมตรต่อวินาที เนื่องจากตัวรถมีเกียร์ เดินหน้าจังหวะเดียว ความลึกในการไถ 12.34 เซนติเมตร ค่าความแข็งของดิน ที่ได้มีค่าเท่ากับ 8.94-9.21 และ 10.193 เซนติเมตร ตามลำดับ ส่วนค่าครรชน์ความเป็นเทือกมีค่า 70.03-75.16 และ 77.51 เปอร์เซ็นต์ ตามลำดับ ค่าการลีนไถลของรถมีแนวโน้มเพิ่มขึ้นเล็กน้อยเมื่อ

ความเร็วของไถขอบหมุนมีค่าเพิ่มมากขึ้น ทำงานได้ประมาณชั่วโมงละ 0.724 ถึง 0.757 ไร์ สิ้นเปลืองน้ำมันเบนซิน 1.895 ลิตรต่อไร์ ซึ่งขึ้นอยู่กับความเร็วของหมุนของเพลาไถขอบหมุน การสิ้นเปลืองน้ำมันดีเซลซึ่งใช้เฉพาะขับเคลื่อนตัวรถเท่ากับ 1.561 ลิตรต่อไร์ จากการทดลองเพื่อหากำลังที่ใช้ขับไถขอบหมุน พบร้า ขณะความเร็วเฉลี่ย 0.732 เมตรต่อวินาที ในแปลงนาที่มีความชื้น 35.619 เปอร์เซ็นต์ (db) ความเร็วของไถขอบหมุน 300 350 และ 400 รอบ จะใช้กำลัง 1.034 1.441 และ 2.109 กิโลวัตต์ ตามลำดับ นอกจากนี้ได้ศึกษาการเตรียมดินของเกษตรกรโดยวิธีไถด้วยไถแปร และคราด พบร้า มีค่าความแข็งของดิน 11.088 เช่นติเมตร และมีค่าธรรมนิเวศเป็นเทือก 90.864 เปอร์เซ็นต์

ศรีพงศ์ ตั้งรัตน์ โสภณ และคณะ (2544) ออกแบบระบบ ชุดโซ่ลามเลียง และใบพัดของเครื่องหัวน้ำปูยประกอบนิดแกลงผสมมูลไก่แบบพ่วงรถแทรกเตอร์ 4 ล้อ ขนาด 75 แรงม้า มีส่วนประกอบสำคัญ 5 ส่วน คือ ระบบใส่ปูย ใบพัดหัวน้ำปูย ระบบลามเลียงปูย ระบบส่งกำลัง ช่วงล่าง โดยการศึกษานี้ได้พิจารณาการออกแบบส่วนประกอบ 3 ส่วนด้วยกัน คือ ระบบใส่ปูย ใบพัดหัวน้ำปูย และระบบลามเลียงปูย การออกแบบระบบใส่ปูยพิจารณาถึงปริมาณปูยที่ใช้ในการหัวน้ำหนึ่งครั้งต่อพื้นที่ และความเร็วในการที่จะลามเลียงปูยไปสู่ใบพัดหัวน้ำปูย ดังนั้นจึงได้ออกแบบโครงสร้างของระบบใส่ปูยขนาด  $144 \times 300 \times 144$  เช่นติเมตร โดยมีความชันของระบบ 50 องศา ซึ่งเป็นความลาดชันที่ให้ปูยเคลื่อนที่ลงระบบลามเลียงได้สะดวก และสามารถบรรจุปูยได้ 6 ลูกบาศก์เมตร ระบบลามเลียงปูยเป็นแบบโซ่ลามเลียงคู่ ขนาดโซ่ 8 มิลลิเมตร ยาว 4.5 เช่นติเมตร กว้าง 3 เช่นติเมตร โดยโซ่ 2 เส้นวางห่างกัน 70 เช่นติเมตร และมีเหล็กทรงสี่เหลี่ยมตันขีดติดกับข้อโซ่เป็นช่วงห่างกัน 25 เช่นติเมตร ซึ่งจะหมุนลามเลียงเคลื่อนที่ไปบนแผ่นเหล็กพื้นระบบ และลามเลียงปูยไปสู่ใบพัดหัวน้ำปูย ใบพัดหัวน้ำปูยพิจารณาจากชุดทดลอง ซึ่งงานที่มีค่าการกระจายสูงสุดจะเป็นแบบงานขนาดเส้นผ่านศูนย์กลาง 41 เช่นติเมตร และมีใบพัดแบบครึ่งวงขนาด  $0.3 \times 15 \times 5$  เช่นติเมตร จำนวน 4 ครึ่ง วงทำมุกกัน 90 องศา ซึ่งมีแนวโน้มการหัวน้ำปูยได้ช่วงกว้างมากและมีความสม่ำเสมอของปูยที่ดีกว่า

## บทที่ 3

### วิธีดำเนินการวิจัย

เพื่อให้บรรลุวัตถุประสงค์ของการวิจัยตามที่ได้กล่าวมาในข้างต้น จึงวางแผนการดำเนินงานวิจัยออกเป็น 6 ขั้นตอน คือ

#### 3.1 การศึกษาและรวบรวมข้อมูลเบื้องต้น

การศึกษาในขั้นตอนนี้มีวัตถุประสงค์ เพื่อหาข้อมูลเบื้องต้นที่จำเป็นต่อการออกแบบและพัฒนาเครื่องโรยปุ๋ยคอกต่อพ่วงขอบหมุนสำหรับการไถเตรียมดินในนาข้าว โดยใช้ข้อมูลที่ได้จากทฤษฎีและงานวิจัยที่เกี่ยวข้อง

##### 3.1.1 วิธีการไถเตรียมดินในนาข้าวและการใส่ปุ๋ยคอก

การศึกษาในขั้นตอนนี้ เพื่อให้ทราบถึงวิธีการในการไถเตรียมดินในนาข้าวและการใส่ปุ๋ยคอกของเกษตรกร และนำเอาข้อมูลเหล่านี้มาใช้ในการออกแบบและพัฒนาเครื่องโรยปุ๋ยคอก ต่อพ่วงขอบหมุนสำหรับการไถเตรียมดินในนาข้าว โดยรวมสองขั้นตอนให้อยู่ในเครื่องเดียวกันเพื่อลดการอัดแน่นของหน้าดินและลดต้นทุนในการผลิตข้าวของเกษตรกร

##### 3.1.2 ขนาดของปุ๋ยคอก

การศึกษาในขั้นตอนนี้ กระทำโดยการนำตัวอย่างปุ๋ยคอกที่เกษตรกรใช้มาร่อนในตะแกรงที่มีความละเอียดของรูตะแกรงขนาดต่าง ๆ 5 ขนาด คือ เบอร์ 10 มีขนาดของช่องเปิดของตะแกรงเท่ากับ 2 มิลลิเมตร เบอร์ 18 มีขนาดของช่องเปิดของตะแกรงเท่ากับ 1 มิลลิเมตร เบอร์ 35 มีขนาดของช่องเปิดของตะแกรงเท่ากับ 0.5 มิลลิเมตร เบอร์ 60 มีขนาดของช่องเปิดของตะแกรงเท่ากับ 0.25 มิลลิเมตร เบอร์ 140 มีขนาดช่องเปิดของตะแกรงเท่ากับ 0.105 มิลลิเมตร เพื่อใช้เป็นข้อมูลในการออกแบบช่องทางออกของปุ๋ยคอก

- วิธีดำเนินการวิจัยเพื่อทราบขนาดของปุ๋ยคอก
  - เครื่องมือและอุปกรณ์ที่ใช้ในการดำเนินการวิจัย
    - ปุ๋ยคอก
    - ชุดตระแกรงแยกขนาด
    - เครื่องซับน้ำหนัก

- ขั้นตอนการดำเนินการวิจัย
  - ชั้นนำน้ำหนักของตะแกรงแยกขนาดที่ละชั้น 5 ชั้น บันทึกผล
  - นำปุ๋ยคอกตัวอย่าง 100 กรัม เทใส่ลงในชุดตะแกรงแยกขนาดจากนั้นออกแรงเบี้ยวด้วยแรงคงที่นาน 10 นาที
    - แยกชุดตะแกรงแต่ละชั้นออกเพื่อนำปุ๋ยคอกที่ถังอยู่ในตะแกรงแต่ละชั้นไปชั่งน้ำหนัก เพื่อหาค่าน้ำหนักของปุ๋ยคอกที่คงค้างอยู่ในตะแกรง
    - บันทึกและวิเคราะห์ผลการวิจัย

### **3.1.3 รถแทรกรถเตอร์และอุปกรณ์ต่อพ่วง**

การศึกษาในขั้นตอนนี้ กระทำโดยการศึกษารถแทรกรถเตอร์ในส่วนของกำลังของแขนที่ใช้กอุปกรณ์ต่อพ่วง การต่อพ่วงกับขอบหมุน

- รถแทรกรถเตอร์คูโบต้ารุ่น L4508 ขนาด 46 แรงม้า ข้อมูลจำเพาะที่จำเป็น คือ
  - น้ำหนักยกสูงสุดที่ปลายแขนยก 1,300 กิโลกรัม
  - ความเร็วเดินหน้า 2 ถึง 24.2 กิโลเมตรต่อชั่วโมง
- ขอบหมุนตราช้าง รุ่น RX180F ข้อมูลจำเพาะที่จำเป็น คือ
  - สัดส่วน  $1,930 \times 850 \times 1,060$  มิลลิเมตร
  - น้ำหนัก 345 กิโลกรัม
  - ความกว้างของงานที่ทำได้ 1,750 มิลลิเมตร
  - ความเร็วรอบ (เพลาใบมีด/เพลาอานวยกำลัง) 232/540 รอบต่อนาที

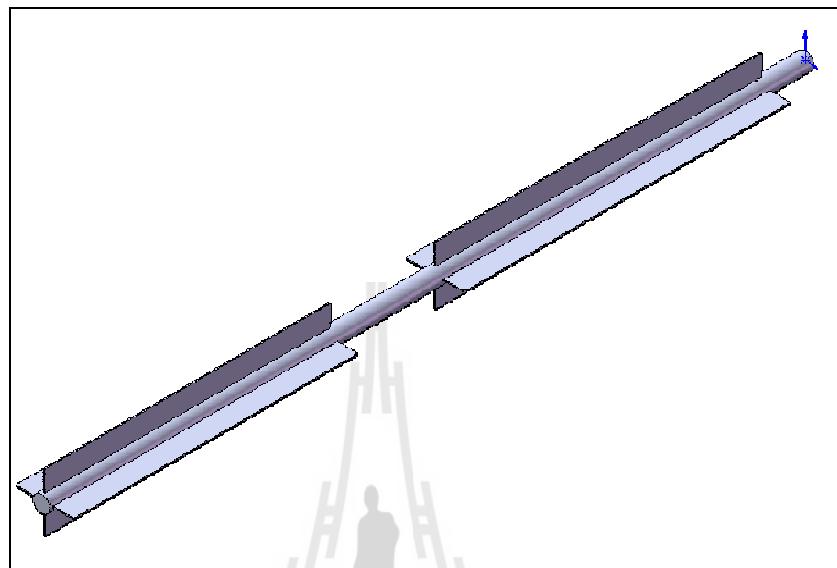
## **3.2 การสร้างชุดทดลอง**

การสร้างชุดทดลองนี้ จัดทำขึ้นเพื่อ ศึกษาและทดลองเกี่ยวกับในภาคปุ๋ยที่มีความเหมาะสมในการภาชนะปุ๋ยคอกออกจากกลังบรรจุปุ๋ยคอก

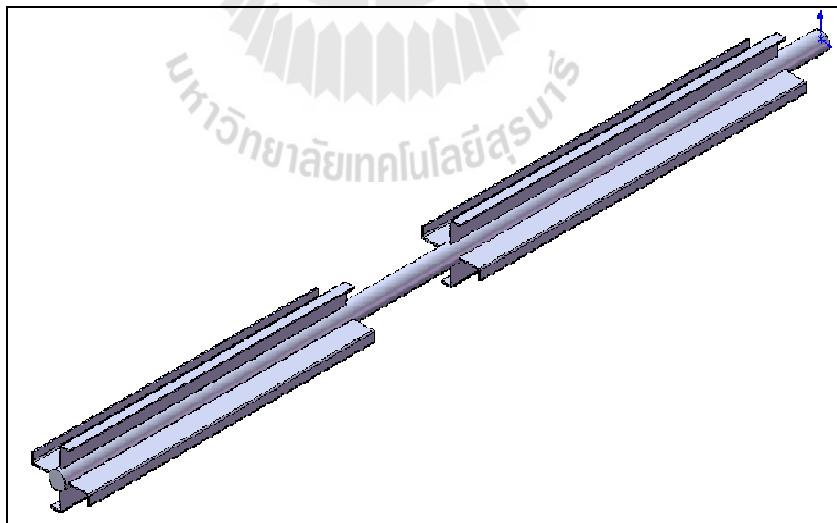
### **3.2.1 เกณฑ์ในการออกแบบกลไกกำหนดปริมาณปุ๋ยคอก**

การพิจารณาอุปกรณ์ที่ใช้ในการดำเนินการลีบงปุ๋ยคอกจากกลังบรรจุปุ๋ยคอก ให้ไอลอตจากกลังลงสู่พื้นดินในแปลงนานี้ ผู้วิจัยมีความประสงค์ให้อุปกรณ์ตัวนี้ทำหน้าที่เป็นเหมือนประตู เปิด/ปิด กลังบรรจุปุ๋ยด้วย ทำงานด้วยการส่งกำลังจากเพลาขับใบมีดของขอบหมุนมาขังเพลาขับของอุปกรณ์ลีบงปุ๋ย (ในภาคปุ๋ยคอก) เมื่อขอบหมุนหยุดการทำงานมีผลให้ในภาคปุ๋ยคอกหยุดการทำงาน และปิดกลังบรรจุปุ๋ยคอกพอดี ทำให้ไม่มีปุ๋ยคอกร่วงหล่นมาในตำแหน่งที่ยังไม่มีการทำงาน หรือไม่ต้องการ โดยที่ในภาคจะถูกแบ่งออกเป็นแบบ 4 ใน คือ แต่ละใบวงทำมุน 90 องศา แบบ 6 ใน คือ แต่ละใบวงทำมุน 60 องศา และแบบ 8 ใน คือ แต่ละใบวงทำมุน 45 องศา ซึ่งทั้ง

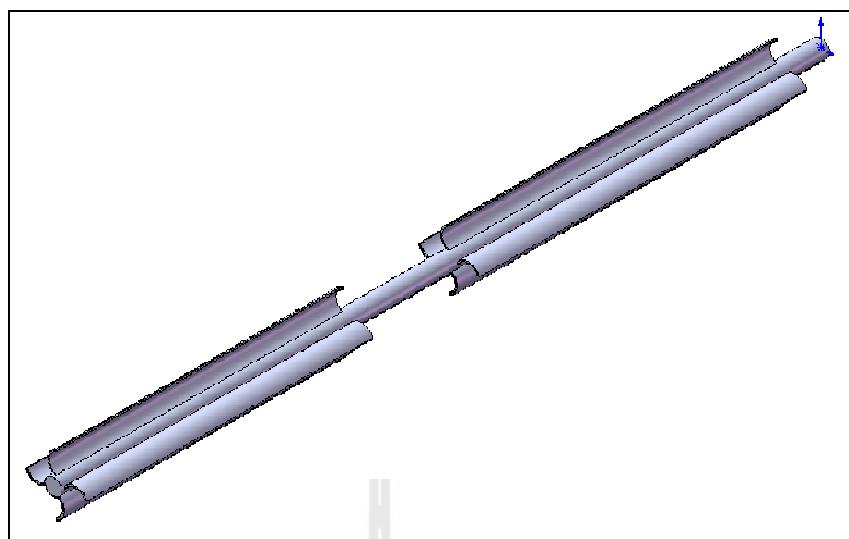
3 แบบจะมีทั้งหมด 3 ชนิด กือ ทรงตรง รูปทรงแอล และรูปทรงตัวซี ดังแสดงในรูปที่ 3.1 3.2 และ 3.3 ตามลำดับ



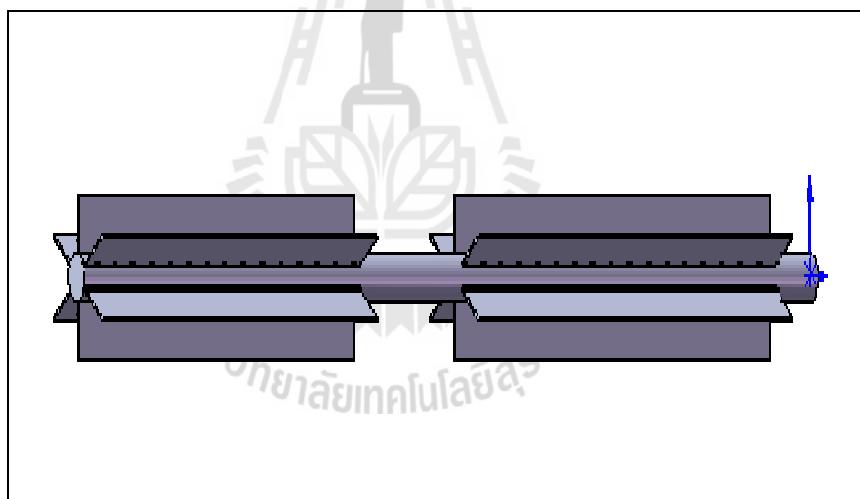
รูปที่ 3.1 กลไกกำหนดปริมาณปุ๋ยคอกแบบ 4 ใน ชนิดรูปทรงตัวตรง



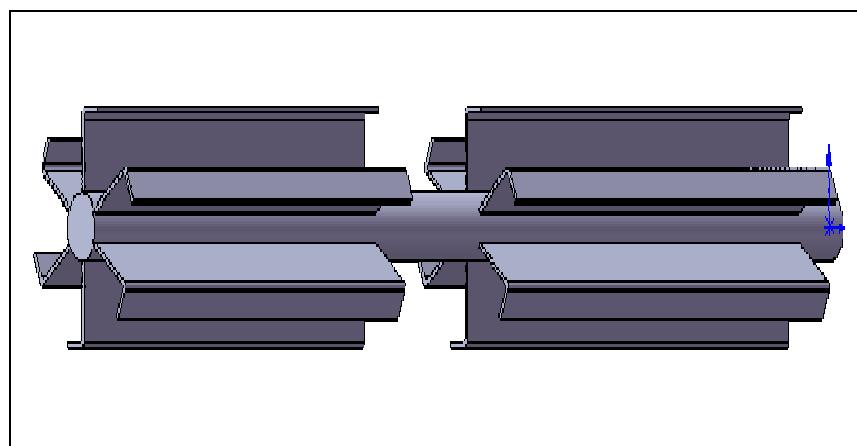
รูปที่ 3.2 กลไกกำหนดปริมาณปุ๋ยคอกแบบ 4 ใน ชนิดรูปทรงตัวแอล



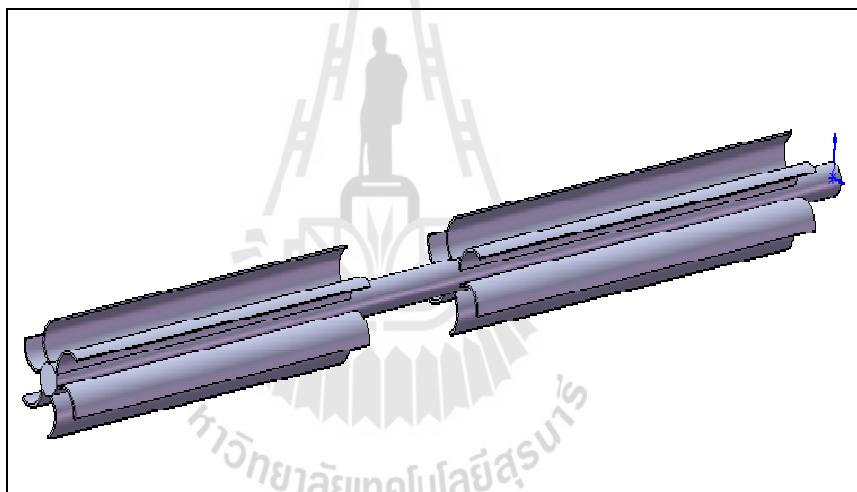
รูปที่ 3.3 กลไกกำหนดปริมาณปุ๋ยคอกแบบ 4 ในชนิดรูปทรงตัวซี



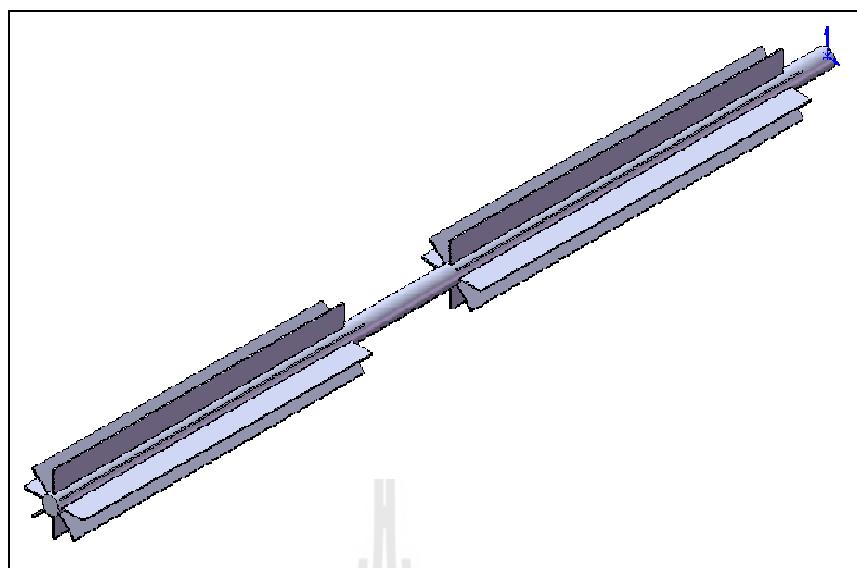
รูปที่ 3.4 กลไกกำหนดปริมาณปุ๋ยคอกแบบ 6 ในชนิดรูปทรงตัวตรง



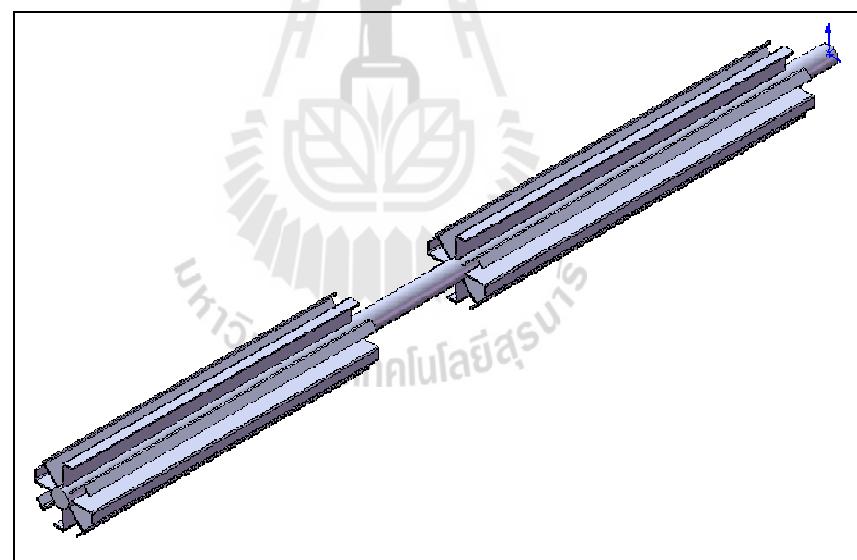
รูปที่ 3.5 กลไกกำหนดปริมาณปุ๋ยคอกแบบ 6 ใน ชนิดรูปทรงตัวแอล



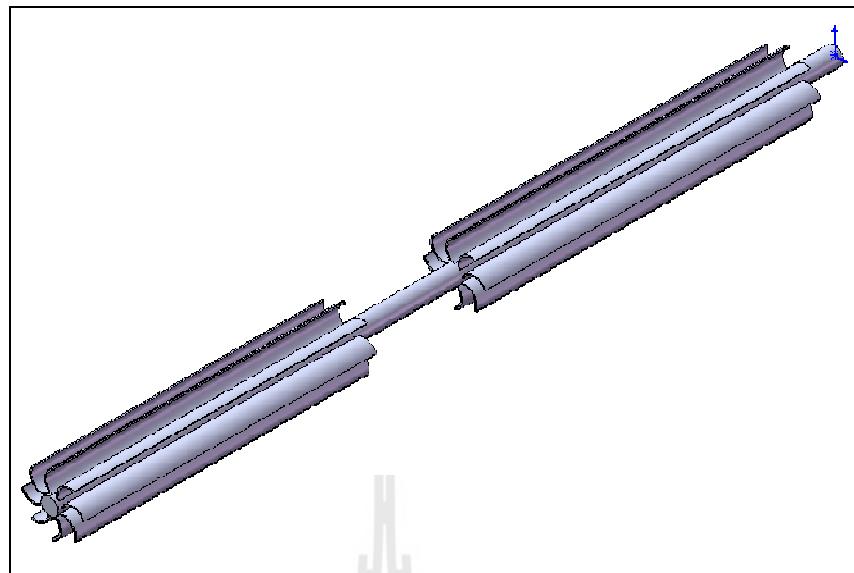
รูปที่ 3.6 กลไกกำหนดปริมาณปุ๋ยคอกแบบ 6 ใน ชนิดรูปทรงตัวซี



รูปที่ 3.7 กลไกกำหนดปริมาณปุ๋ยคอกแบบ 8 ใน ชนิดรูปทรงตัวตรง



รูปที่ 3.8 กลไกกำหนดปริมาณปุ๋ยคอกแบบ 8 ใน ชนิดรูปทรงตัวแอล



รูปที่ 3.9 กลไกกำหนดปริมาณปุ๋ยคอกแบบ 8 ใน ชนิดรูปทรงตัวซี

### 3.2.2 วิธีดำเนินการวิจัยเพื่อทดสอบการทำงานของชุดทดลอง

- ปัจจัยที่ใช้ในการดำเนินการวิจัย
  - จำนวนในภาชนะปุ๋ย 3 ระดับ (4, 6, 8 ใบ)
  - ชนิดของในภาชนะปุ๋ย 3 ชนิด (รูปทรงตัวตรง รูปทรงตัวแอล รูปทรงตัวซี)
- ค่าชี้ผลในการดำเนินงานวิจัย
 

จำนวนและชนิดของในภาชนะปุ๋ยที่มีความเหมาะสมสมต่อการทำงานของแบบจำลองเครื่องโรยปุ๋ยคอกบนขอบหมุนฯ

  - เครื่องมือและอุปกรณ์ที่ใช้ในการดำเนินการวิจัย
    - ชุดจำลองเครื่องโรยปุ๋ยคอกต่อพ่วงบนขอบหมุนฯ
    - เครื่องปรับรอบมอเตอร์
    - เครื่องวัดความเร็วรอบ
    - เครื่องชั่งน้ำหนัก
    - นาฬิกาจับเวลา
    - ปุ๋ยคอก
  - ขั้นตอนการดำเนินการวิจัย
    - จัดชุดทดลองที่ต้องเข้ากับเครื่องปรับรอบมอเตอร์แล้ว
    - ติดตั้งในภาชนะปุ๋ยชนิดรูปทรงตัวตรง แบบ 4 ในภาชนะปุ๋ยคอก

- เปิดสวิตซ์ พร้อมทั้งทำการปรับความเร็วของเพลาในภาชนะปุ่ยคอกให้ได้ที่ 232 รอบต่อนาที
  - นำปุ่ยคอกตัวอย่างที่มีน้ำหนัก 6 กิโลกรัม เทลงในถังบรรจุปุ่ยคอก เปิดประตูให้ปุ่ยเคลื่อนที่ลงผ่านในภาชนะปุ่ยคอก จับเวลาที่ปุ่ยเริ่มเคลื่อนที่ผ่านในภาชนะปุ่ยคอกจนหมดถังบรรจุ สังเกตการณ์เคลื่อนที่ของปุ่ยคอก และบันทึกผล
    - ทำการทดลองซ้ำใหม่อีก 2 ถึง 4 อย่างละ 5 ชั้ว ในแต่ละชนิดและระดับในภาชนะปุ่ย บันทึกและวิเคราะห์ผล

### 3.3 การออกแบบเครื่องตีนแบบ

จากการศึกษาข้อมูลที่จำเป็นต่อการออกแบบตัวเครื่องเรียบร้อยแล้ว จึงได้ดำเนินการออกแบบเครื่องตีนแบบ ดังนี้

#### 3.3.1 เกณฑ์ในการออกแบบถังบรรจุปุ่ยคอก

เกณฑ์ในการออกแบบเครื่องตีนแบบมีข้อกำหนดที่สำคัญ ดังต่อไปนี้

- สามารถใส่ปุ่ย และไก่กลบได้ในครั้งเดียว
- ใช้รถแทรคเตอร์คูโน่ตัวรุ่น L4508 46 แรงม้า เป็นต้นกำลัง
- ใช้ผู้ปฏิบัติงาน 2 คน
- กลไกการทำงานของเครื่อง ทำงานง่าย ไม่ซับซ้อน สามารถปฏิบัติงานได้สะดวกและปลอดภัย
- การบำรุงรักษาง่าย ชิ้นส่วนที่ชำรุดสามารถถอดเปลี่ยนได้ง่าย และมีจำนวนง่ายทั่วไปตามท้องตลาด
- ความสูงของถังบรรจุต้องไม่มากจนเป็นอุปสรรคในการเทปุ่ย

#### 3.3.2 การคำนวณเกี่ยวกับถังบรรจุปุ่ยคอก

ต้องการให้ความสูงของถังบรรจุสูงไม่เกิน 1 เมตร เพื่อให้สะดวกในการเทปุ่ยใส่ถังบรรจุ และเพื่อทัศนะวิสัยด้านหลังที่ชัดเจน

- น้ำหนักของเครื่องโดยปุ่ยคอกรวมปุ่ยคอก
  - = น้ำหนักยกสูงสุดที่ปลายแขน - น้ำหนักขอบหมุน
  - = 1,300 - 345 กิโลกรัม
  - = 955 กิโลกรัม

- น้ำหนักสูงสุดของเครื่องโรยปุ๋ยคอก  
 = น้ำหนักรวมของเครื่องโรยปุ๋ยคอก - น้ำหนักปุ๋ยคอก  
 = 955 - 600 กิโลกรัม  
 = 355 กิโลกรัม

ปริมาตรของถังบรรจุปุ๋ยคอกแบ่งออกเป็น 2 ส่วน คือ ส่วนบนที่มีรูปทรงสี่เหลี่ยม และส่วนล่างที่มีรูปทรงสามเหลี่ยม

- ปริมาตรส่วนบนของถังบรรจุที่มีรูปทรงสี่เหลี่ยม

$$Volume = wide \times length \times Deep \quad (3.1)$$

เมื่อ  $wide = 0.85$  เมตร  
 $Length = 1.75$  เมตร  
 $Deep = 0.6$  เมตร

แทนค่า  $Volume = 0.85m \times 1.75m \times 0.6m = 0.89m^3$

- ปริมาตรส่วนล่างที่มีรูปทรงสามเหลี่ยม

$$Volume = \frac{1}{2} \times wide \times Length \times Deep \quad (3.2)$$

เมื่อ  $wide = 0.85$  เมตร  
 $Length = 1.75$  เมตร  
 $Deep = 0.4$  เมตร

แทนค่า  $Volume = \frac{1}{2} \times 0.85m \times 1.75m \times 0.4m = 0.30m^3$

- ปริมาตรรวมของถังบรรจุ  
 = ปริมาตรส่วนบน + ปริมาตรส่วนล่าง  
 =  $0.89 m^3 + 0.30 m^3$   
 =  $1.19 m^3$

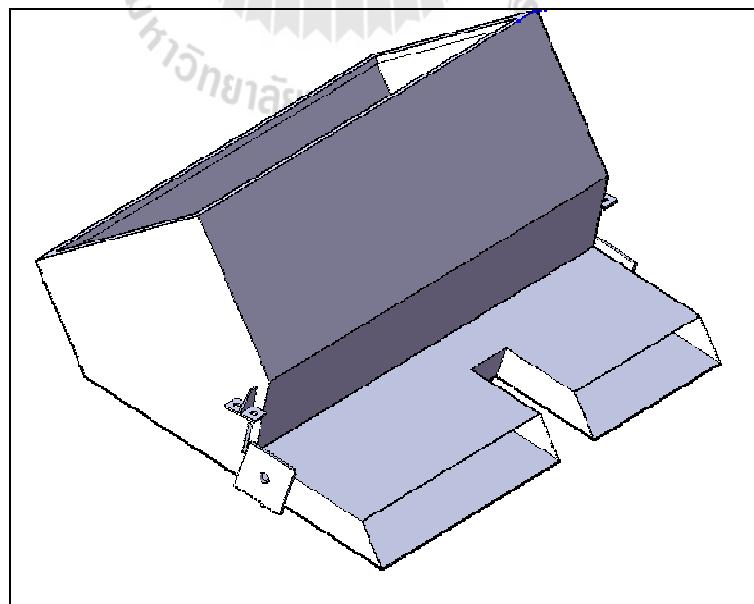
- ความสูงของถังบรรจุ
  - = ความสูงของถังส่วนบน + ความสูงถังส่วนล่าง
  - =  $0.6 + 0.4$
  - =  $1.0 \text{ m}$
- ขนาดมวลของปุ๋ยคอกที่บรรจุในถังบรรจุปุ๋ย

$$m = \rho v \quad (3.3)$$

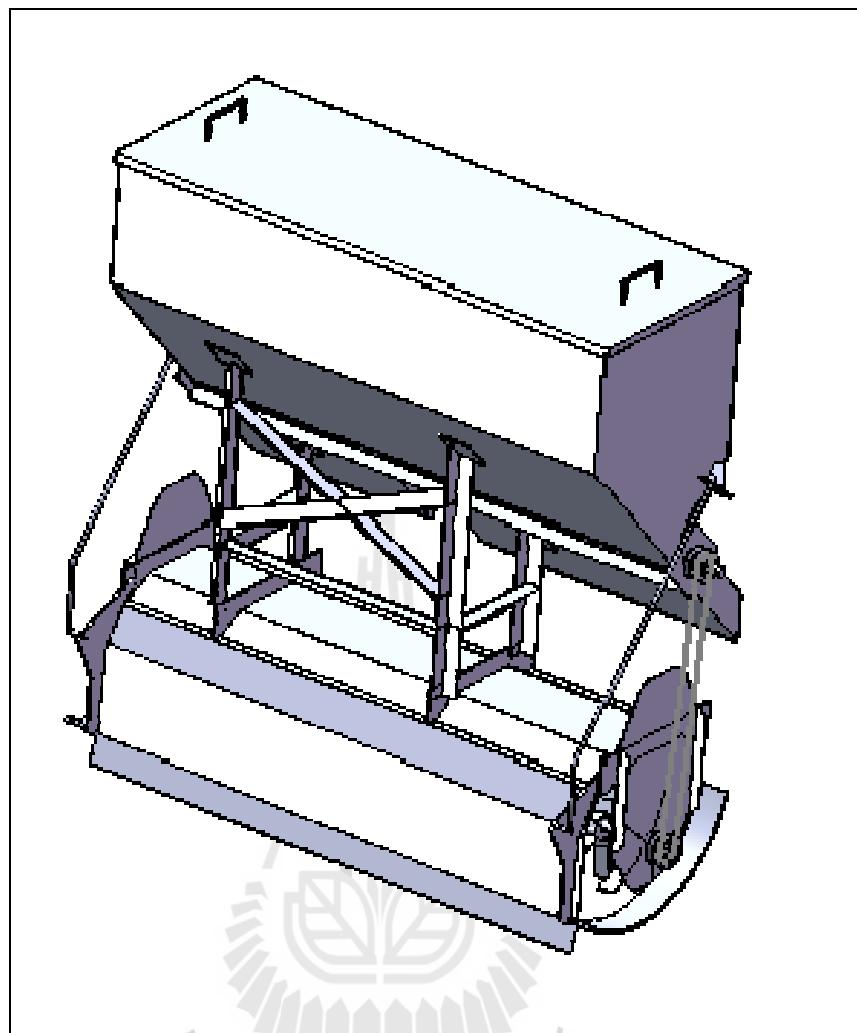
เมื่อ  $m$  = น้ำหนักของปุ๋ยคอก, kg  
 $\rho$  = ความหนาแน่นของปุ๋ยคอก,  $300 \frac{\text{kg}}{\text{m}^3}$   
 $V$  = ปริมาตรของถังบรรจุปุ๋ยคอก,  $1.19 \text{ m}^3$

แทนค่า  $m = (300 \frac{\text{kg}}{\text{m}^3})(1.19 \text{ m}^3) = 357 \text{ kg}$

ดังนั้นจึงต้องมีการเติมปุ๋ยคอก 2 ครั้ง บนพื้นที่หนึ่ง ไว้ที่มีความต้องการปุ๋ยคอก 600 กิโลกรัม และได้แสดงลักษณะของถังบรรจุปุ๋ยคอกไว้ในรูปที่ 3.10 และ 3.11



รูปที่ 3.10 ตัวอย่างถังบรรจุปุ๋ยคอก



รูปที่ 3.11 ตัวอย่างเครื่องตันแบบ

### 3.3.3 วิเคราะห์โครงสร้างของเครื่องตันแบบด้วยโปรแกรม Simulation

ในขั้นตอนนี้ผู้วิจัยจะทำการวิเคราะห์โครงสร้างของเครื่องตันแบบที่ทำการออกแบบมาในหัวข้อ 3.3 เพื่อตรวจสอบจุดศูนย์ถ่วง ความแข็งแรงของเครื่องโดยปุ่มกด ว่าจะเกิดความเสียหายที่ตำแหน่งใด หากต้องทำงานจริง เพื่อเสริมโครงสร้าง หรือปรับปรุงให้เครื่องที่ทำการสร้างขึ้นมีความแข็งแรง โดยการสมมติให้ปุ่มที่บรรจุลงไปในถังเป็นเสมือนแรงคงที่ที่กระทำกับเครื่องโดยปุ่มกด เพราะในสภาพของการทำงานจริงแรงที่มากระทำมีการเปลี่ยนแปลงน้อยมาก

### 3.4 การสร้างเครื่องต้นแบบ

สำหรับการสร้างเครื่องต้นแบบนั้น ผู้วิจัยได้ดำเนินการสร้างให้มีขนาด และรูปทรง ที่ เป็นไปตามแบบที่ได้ออกแบบไว้ในหัวข้อที่ 3.3 คือ ให้เครื่องต้นแบบสามารถใส่ปุ๋ยและไอลกูลาได้ ในครั้งเดียว โดยใช้รถแทรกเตอร์ขนาดกลางเป็นต้นกำลังในการขับเคลื่อน ความสูงของถังบรรจุเมื่อ ติดตั้งเข้ากับขอบหมุนแล้วต้องไม่มากจนเป็นอุปสรรคในการเทปุ๋ย มีกลไกในการทำงานของเครื่อง ที่ง่าย ไม่ซับซ้อน สามารถทำการบำรุงรักษาได้ง่ายและสะดวก ใช้ผู้ปฏิบัติงาน 2 คน โดยที่ชินส่วนที่ ชำรุดสามารถถอดเปลี่ยนได้ง่าย และมีจำนวนทั่วไปตามท้องตลาด

### 3.5 การทดสอบ

#### 3.5.1 การทดสอบการทำงานของเครื่องต้นแบบ

- ปัจจัยที่ใช้ในการดำเนินการวิจัย
  - ความเร็วในการเดินรถแทรกเตอร์ 3 ระดับ (เกียร์ช้า)
- ค่าใช้ผลในการดำเนินงานวิจัย
  - ความสามารถจริงในการทำงานเชิงพื้นที่

$$C_a = \frac{A}{T_t} \quad (3.12)$$

เมื่อ  $C_a$  = ความสามารถจริงในการทำงานเชิงพื้นที่, (ไร่ต่อชั่วโมง)  
 $A$  = พื้นที่ในการทำงาน, (ไร่)  
 $T_t$  = เวลาที่ใช้ในการทำงานทั้งหมด, (ชั่วโมง)

- ประสิทธิภาพในการทำงาน

$$E_f = \frac{T_e}{T_t} \times 100 \quad (3.13)$$

เมื่อ  $E_f$  = ประสิทธิภาพในการทำงาน, (%)  
 $T_e$  = เวลาที่ใช้ในการปฏิบัติงานจริง, (ชั่วโมง)  
 $T_t$  = เวลาที่เครื่องจักรใช้ในการปฏิบัติงานทั้งหมด รวมทั้งเวลาที่สูญเสียเนื่องจาก การเลี้ยว การหยุด และการปรับตั้งเครื่องจักร, (ชั่วโมง)

- อัตราการสิ้นเปลืองน้ำมันเชื้อเพลิง, (ลิตรต่อไร่)

$$= \frac{\text{ปริมาณเชื้อเพลิงทั้งหมด}}{\text{พื้นที่ในการทำงานจริง}}$$

- ความสามารถในการใส่ปุ่ยต่อพื้นที่, (กิโลกรัมต่อไร่)

$$= \frac{\text{ปุ่ยที่ใช้ในการทดสอบ}}{\text{พื้นที่ในการทำงานจริง}}$$

- ความสามารถจริงในการทำงานเชิงวัสดุ, (กิโลกรัมต่อชั่วโมง)

$$= \text{ความสามารถจริงในการทำงานเชิงพื้นที่} \times \text{ความสามารถในการใส่ปุ่ย}$$

### ปุ่ยคอกต่อพื้นที่

- ความหนาแน่นของดินสภาพแห้ง ภายหลังการบดอัด

- เครื่องมือและอุปกรณ์ที่ใช้ในการดำเนินการวิจัย

- เครื่องต้นแบบ

- รถแทรกเตอร์คูโบต้า

- เครื่องวัดความเร็วรอบ

- เครื่องซั่งน้ำหนัก

- นาฬิกาจับเวลา

- ปุ่ยคอก

- เทปวัดระยะทาง

- กระบวนการตัวตั้ง

- เสาไม้สำหรับปักหลักเขต

- เครื่องวัดแรงดูดลาก

- เขีกดฟาง

- ขั้นตอนการดำเนินการวิจัย

- ทดสอบการกระจายตัวของปุ่ยคอกต่อพื้นที่โดยการใช้วัสดุปูรองบนแปลงทดลอง โดยทำการแบ่งพื้นที่ออกเป็นพื้นที่เล็ก ๆ ขนาดเท่ากัน ดังแสดงในรูปที่ 3.13 จากนั้นจึงเดินรถทั่วทั้งแปลงทดสอบเพื่อบันทึกผลการกระจายตัว (สูตรเก็บตัวอย่าง)

- ปรับพื้นที่ที่จะทำการทดสอบให้มีสภาพเหมือนจริง แบ่งพื้นที่ออกเป็นแปลงเล็ก ๆ ขนาดกว้าง 15 เมตร ยาว 40 เมตร จำนวน 9 แปลง

- ทดสอบการทำงานของเครื่องต้นแบบ ในขณะที่บรรจุปุ่ยคอกโดยการเดินเครื่องที่ความเร็ว 3 ระดับ (เกียร์ต่ำ) ระดับละ 3 ชั้วain แปลงทดลอง จับเวลาเพื่อบันทึกปริมาณ

ปัจจัยที่เครื่องสามารถจ่ายได้ต่อพื้นที่ และบันทึกอัตราการลิ้นเปลี่ยนนำมันของรถแทรกเตอร์จากสภาพการทำงานในแปลงทดสอบ

- ทดสอบความสามารถในการนัดคลากของรถแทรกเตอร์ทั้งก่อนและหลังการติดตั้งเครื่องต้นแบบ
- วิเคราะห์ผล

5.1	5.2	5.3	ตัวเลขตัวหน้า กือ แฉวที่ ตัวเลขตัวหลัง กือ ช่องที่
4.1	4.2	4.3	
3.1	3.2	3.3	
2.1	2.2	2.3	
1.1	1.2	1.3	

รูปที่ 3.12 แสดงตัวอย่างช่องเก็บตัวอย่างการกระจายปัจจัยจากเครื่องต้นแบบ

### 3.6 การวิเคราะห์ผลทางเศรษฐศาสตร์

สำหรับการวิเคราะห์ผลในทางเศรษฐศาสตร์นั้น ผู้วิจัยจะทำการคำนวณเกี่ยวกับคุณภาพ และอัตราผลตอบแทนที่จะเกิดขึ้นกับเครื่องต้นแบบ

## บทที่ 4

### ผลการวิจัยและวิเคราะห์ผล

ในบทนี้จะอธิบายผลการวิจัย และวิเคราะห์ผล ซึ่งแบ่งออกเป็น 6 ส่วน โดยในส่วนที่ 1 แสดงถึงขนาดของปุ๋ยคอก ที่ต้องนำไปใช้เป็นข้อมูลพื้นฐานประกอบการออกแบบ เครื่องตีนแบบส่วนที่ 2 แสดงผลของแบบและชนิดในภาชนะปุ๋ยคอก ที่เหมาะสมสำหรับการใช้งาน กับเครื่องตีนแบบ ส่วนที่ 3 แสดงผลการวิเคราะห์โครงสร้างของตัวเครื่อง ส่วนที่ 4 แสดงผลการ ทดสอบภาคสนามของเครื่องตีนแบบ ส่วนที่ 5 และส่วนที่ 6 วิเคราะห์ผลทางเศรษฐศาสตร์ ที่เกิด ขึ้นกับเครื่องตีนแบบ

#### 4.1 ผลการทดลองขนาดของปุ๋ยคอก

จากการทดลองขนาดของปุ๋ยคอกที่เกยตระกรนิยมใช้ ด้วยตะแกรงร่อนพบว่า ปุ๋ยคอกมี ลักษณะเป็นเส้นใยสั้น ๆ โดยมีการจับตัวกันอย่างหลวม ๆ สามารถแตกออกจากกันได้ง่ายเมื่อมีแรง มากจะทำ โดยสามารถดูรูปของปุ๋ยคอกได้จากรูปที่ 4.1



รูปที่ 4.1 แสดงลักษณะของปุ๋ยคอกที่ได้จากตะแกรงร่อน

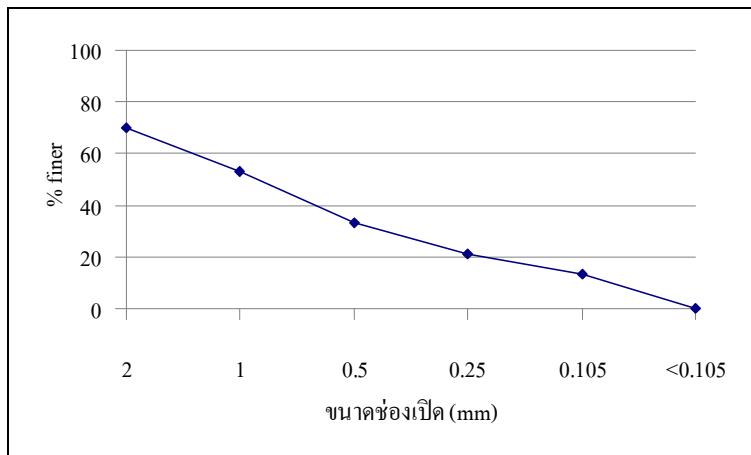
จากนั้นนำปุ๋ยคอกที่ผ่านการร่อนเพื่อหาขนาดของปุ๋ยคอกแล้วมาชั่งน้ำหนัก ซึ่งได้ผลดังแสดงในตารางที่ 4.1

ตารางที่ 4.1 ขนาดของปุ๋ยคอกที่ถูกตัดแยกด้วยตะแกรงร่อน

รายการ	ขนาดของช่องเปิดตะแกรง (มิลลิเมตร)					
	2 (เบอร์ 10)	1 (เบอร์ 18)	0.5 (เบอร์ 35)	0.25 (เบอร์ 60)	0.105 (เบอร์ 140)	เล็กกว่า 0.105
น้ำหนักปุ๋ยคอก (g)	30	17	20	12	8	13

จากตารางที่ 4.1 พนว่า ปุ๋ยคอกที่เกษตรกรนิยมน้ำไปใส่ในนาข้าวนั้น สามารถแยกขนาดได้ทั้งหมด 6 ขนาดด้วยกัน คือ ขนาดที่ 1 เป็นขนาดที่เล็กสุดที่วัดจากด้านที่กาวงที่สุดของปุ๋ยคอก ประมาณ 0.105 มิลลิเมตร มีจำนวน 13% โดยมีลักษณะเป็นฝุ่นผงเล็ก ๆ ขนาดที่ 2 โตขึ้นมา คือ ขนาด 0.25 มิลลิเมตร มีจำนวน 21% เป็นปุ๋ยคอกที่มีความหยาบเล็กน้อย ขนาดที่ 3 มีขนาด 0.5 มิลลิเมตร มีจำนวน 33% เป็นปุ๋ยคอกที่มีความหยาบเพิ่มมากขึ้น ขนาดที่ 4 มีขนาด 1 มิลลิเมตร มีจำนวน 53% เป็นปุ๋ยคอกที่มีสิ่งปลอมปนผสมอยู่ด้วย ขนาดที่ 5 ที่สามารถแยกได้มีขนาด 2 มิลลิเมตร มีจำนวน 70% ปุ๋ยคอกมีการจับตัวกันหลวม ๆ และมีสิ่งปลอมปนอยู่บ้าง ซึ่งเป็นขนาดที่มีปริมาณปุ๋ยคอกมากที่สุด และขนาดที่ 6 เป็นปุ๋ยคอกที่เหลือที่มีขนาดใหญ่กว่า 2 มิลลิเมตร จะเป็นปุ๋ยคอกที่มีการจับตัวกันเป็นก้อนแน่น รวมถึงมีสิ่งปลอมปนอยู่ด้วย โดยมีขนาดแตกต่างกันไป แต่หากพิมพ์แรงกระทำกับก้อนปุ๋ยที่จับตัวกันโดยการใช้มือขี้ก้อนปุ๋ยคอกเหล่านั้นก็จะสามารถทำให้ปุ๋ยเกิดการแตกตัวออกจากกันได้

จากนั้นนำผลที่ได้จากตารางที่ 4.1 ไปวัดกราฟเพื่อแสดงถึงปริมาณของปุ๋ยคอกที่ผ่านการร่อนด้วยตะแกรงได้ดังรูปที่ 4.2



รูปที่ 4.2 แสดงการกระจายตัวของปูยคอกที่ใช้ทดสอบ

จากรูปที่ 4.2 พบว่า ปูยคอกที่ผ่านการร่อนด้วยตะแกรงร่อนมีปริมาณของการกระจายตัวที่แปรผันตามขนาดของช่องเปิดของตะแกรงร่อน คือ ที่ช่องเปิดของตะแกรงที่มีขนาดใหญ่สุดจะมีปริมาณการกระจายตัวของปูยคอกในปริมาณที่สูงที่สุดและจะมีปริมาณการกระจายตัวของปูยคอกที่ลดลงเรื่อยๆ ตามขนาดของตะแกรงร่อนที่เล็กลงชั้นกัน

สรุปจากการทดลองคัดแยกขนาดของปูยคอกด้วยตะแกรงร่อน พบว่า การทดลองนี้สามารถคัดแยกปูยคอกได้ 5 ขนาด คือ ขนาดที่มีเฉพาะปูยคอกไม่มีลักษณะปูยคอกไม่มีลักษณะปูยคอกโดยไม่เกิน 0.105 มิลลิเมตร และอีก 4 ขนาดที่มีขนาดที่ใหญ่กว่า 0.105 มิลลิเมตร จะเป็นขนาดที่มีลักษณะปูยคอกโดยมีปริมาณและขนาดของลักษณะปูยคอกที่แตกต่างกันไปตามขนาดของช่องเปิดของตะแกรง

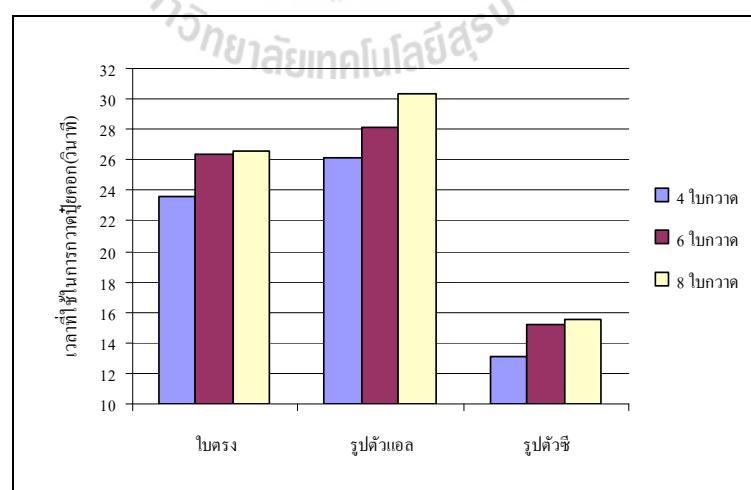
#### 4.2 ผลการทดสอบชุดจำลองเพื่อหารูปร่างและจำนวนของใบกวาดปูยคอกที่เหมาะสมสำหรับการใช้งานกับเครื่องต้นแบบ

ขั้นตอนนี้เป็นการทดสอบการกวาดปูยคอกจากถังบรรจุครั้งละ 6 กิโลกรัม ในชุดจำลองเพื่อให้ทราบว่าใบกวาดปูยที่มีชนิดและรูปร่างใด เหมาะสมสำหรับนำไปใช้งานกับเครื่องต้นแบบ โดยผลการทดลอง แสดงดังตารางที่ 4.2

ตารางที่ 4.2 แสดงความสามารถในการกวาดปูขอกของใบ gwad ที่ความชื้นของปูขอก 15% (db)

ชนิดของ ใบ gwad	จำนวน ใบ gwad	ผลการทดลอง (วินาที)					
		ครั้งที่ 1	ครั้งที่ 2	ครั้งที่ 3	ครั้งที่ 4	ครั้งที่ 5	เฉลี่ย
ใบตรง	4	25.5	20.4	24.3	24.2	23.4	23.56
	6	29.13	24.07	25.09	25.45	26.19	26.39
	8	28.39	26.27	25.11	26.48	26.55	26.56
รูปตัวแอล	4	27.32	25.49	26.51	25.34	26.23	26.18
	6	29.2	27.4	27.1	27.2	27.5	28.1
	8	29.32	30.45	30.38	29.46	30.23	30.37
รูปตัวซี	4	12.1	12.05	13.35	12.45	13.48	13.09
	6	14.3	13.5	17.1	14.1	15.2	15.23
	8	15.48	15.27	16.39	15.21	15.57	15.58

จากนั้นนำผลการทดลองที่บันทึกได้ในตารางที่ 4.2 มาจัดกราฟเพื่อเปรียบเทียบ  
ความสามารถในการทำงานของใบ gwad ปูขอก ได้ดังแสดงในรูปที่ 4.3



รูปที่ 4.3 แสดงการเปรียบเทียบความสามารถในการกวาดปูขอก  
ของใบ gwad ลักษณะต่าง ๆ

จากการที่ 4.3 พบว่า ในภาคปั้ยคอกแบบ 4 ในภาค ในทุกรูปร่างของภาค สามารถทำเวลาในการภาคปั้ยคอกได้ดีกว่าแบบ 6 และ 8 ในภาค ด้วยระยะห่างระหว่างในภาคที่ทางกัน 90 องศา ซึ่งทำให้สามารถรับปั้ยคอกได้มากกว่า ดังนั้นจึงสามารถลดภาคปั้ยออกจากลังบรรจุได้มากและง่ายกว่าทั้ง 2 แบบ ในภาคปั้ยแบบ 8 ในภาค ในทุกรูปร่างของภาค ใช้เวลาในการภาคปั้ยมากที่สุด เพราะระยะห่างระหว่างในภาคแต่ละใบทำมุมเพียง 45 องศา จึงทำให้ปั้ยคอกเข้าไปติดระหว่างในภาคแต่ละใบแล้วทำให้เกิดการสะสมจนเต็ม ส่งผลให้ในภาคหมุนโดยอิสระและไม่สามารถลดภาคปั้ยได้ และในภาคปั้ยแบบ 6 ในภาค ในทุกรูปร่างของภาคสามารถลดภาคปั้ยได้เช่นเดียวกับแบบ 4 ในภาค แต่ใช้เวลามากกว่า เพราะช่วงของในภาคที่แบบมากกว่าแบบ 4 ในภาค คือ แต่ละใบภาคห่างกัน 60 องศา จึงทำให้ภาคปั้ยได้น้อยกว่าแบบ 4 ในภาค

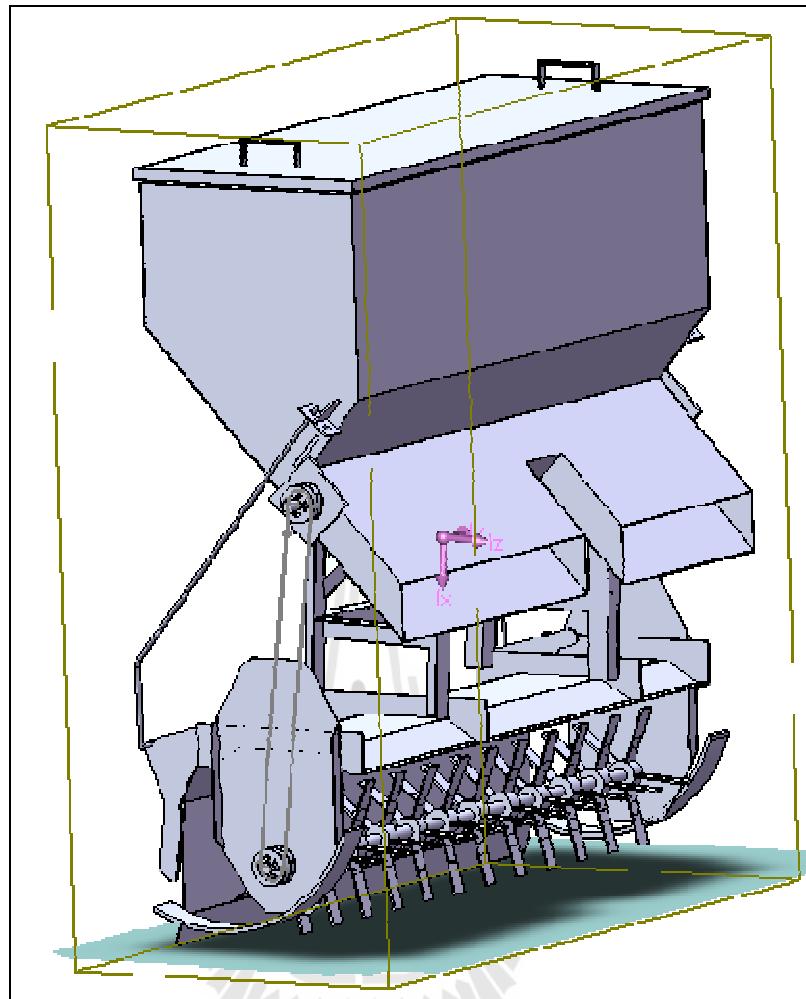
จากการทดสอบรูปร่างในการดูปุ๋ยทั้ง 3 ชนิด พบว่า ในการดูปุ๋ยชนิดรูปตัวซี ใช้เวลาในการดูปุ๋ยน้อยกว่าในการดูปุ๋ยชนิดอื่น เพราะมีความโดย้งตงกลางใน ทำให้สามารถเก็บปุ๋ยในทุกจังหวะของการดูดได้มากกว่าในตรงและรูปตัวแอล

#### 4.3 ผลการวิเคราะห์โครงสร้างของเครื่องต้นแบบ

ในขั้นตอนนี้เป็นการวิเคราะห์โครงสร้างของเครื่องต้นแบบด้วยโปรแกรมคอมพิวเตอร์โดยแบ่งออกเป็น 5 ส่วน คือ จุดศูนย์ถ่วงของเครื่องถังบรรจุปุ๋ยคอก โครงขาตั้งเครื่อง ใบกวاد และความถี่ธรรมชาติ

#### 4.3.1 ผลการวิเคราะห์จุดศูนย์ต่อของเครื่องตันแบบ

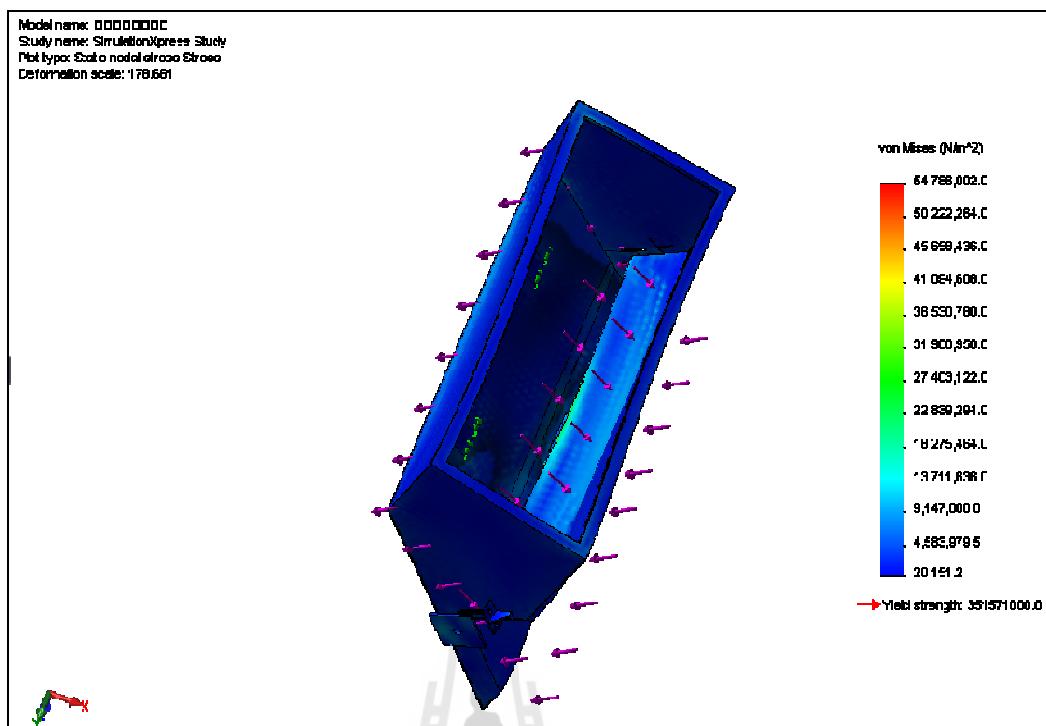
ในการวิเคราะห์จุดศูนย์ถ่วงของเครื่องตันแบบด้วยโปรแกรมพบว่า จุดศูนย์ถ่วงของเครื่องตันแบบบอยต์ที่ตำแหน่ง ด้านขวาในแนวแกน y ที่ -68.59 มิลลิเมตร ด้านก้างในแนวแกน x ที่ 130.80 มิลลิเมตร และด้านสูงในแนวแกน z ที่ -542.87 มิลลิเมตร ดังแสดงรูปที่ 4.4



รูปที่ 4.4 แสดงตำแหน่งของจุดศูนย์ถ่วงของเครื่องตันแบบ

#### 4.3.2 ผลการวิเคราะห์โครงสร้างของถังบรรจุปุ๋ยคอก

ในการวิเคราะห์โครงสร้างของถังบรรจุปุ๋ยคอก เพื่อหาความคื้นที่เกิดขึ้นกับถังบรรจุเมื่อมีปุ๋ยคอกเต็มถังบรรจุ ได้ผลดังแสดงในรูปที่ 4.5

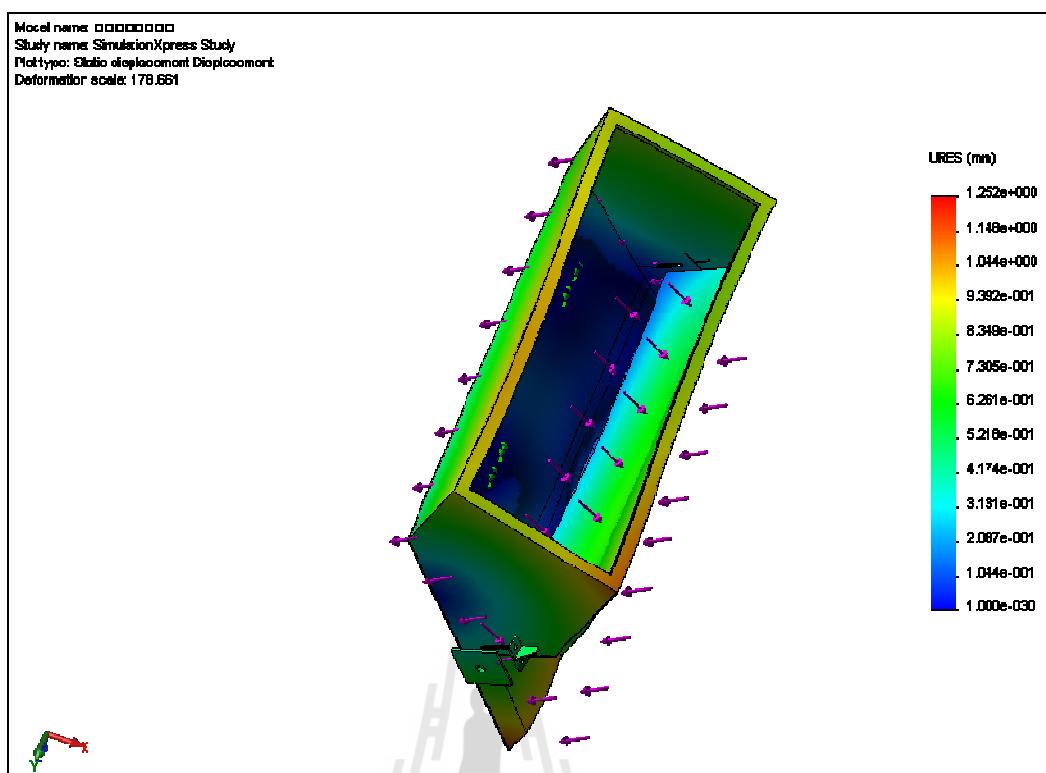


รูปที่ 4.5 แสดงผลของความเค้นที่เกิดขึ้นกับถังบรรจุปุ๋ยจากการคำนวณด้วยโปรแกรม

จากรูปที่ 4.5 เป็นผลการวิเคราะห์ความเค้นของถังบรรจุปุ๋ยคอก พบว่า ความเค้นสูงสุดของถังบรรจุปุ๋ยมีค่าเท่ากับ  $5.47e+007 \text{ MN/m}^2$  ที่ตำแหน่ง -474.11 มิลลิเมตร 234.99 มิลลิเมตร และ 485.60 มิลลิเมตร โดยมีค่าความปลดออกยกเท่ากับ 7 ที่ตำแหน่งที่ระบุข้างต้นนี้จะเป็นตำแหน่งที่สามารถเกิดความเสียหายได้ก่อนจุดอื่น

สาเหตุที่กำหนดให้ถังบรรจุปุ๋ยอยู่ภายใต้สภาพที่บรรจุปุ๋ยคอกเต็มถังบรรจุ เพราะว่า เป็นสภาพที่ถังบรรจุต้องรับแรงกระทำสูงสุดนั่นเอง โดยผลของการวิเคราะห์โครงสร้างของถังบรรจุปุ๋ยคอก พบว่า ถังบรรจุปุ๋ยสามารถทำงานภายใต้สภาพดังกล่าวได้โดยไม่เกิดความเสียหายแต่อย่างใด เพราะว่าแรงที่กระทำกับถังบรรจุปุ๋ยจะลดลงตลอดเวลาที่มีการปล่อยปุ๋ยคอกออกจากเครื่องต้นแบบ

จากนี้ ได้วิเคราะห์โครงสร้างของถังบรรจุปุ๋ยคอก เพื่อหาระยะการเคลื่อนตัวของถังบรรจุปุ๋ยคอก ดังแสดงในรูปที่ 4.6



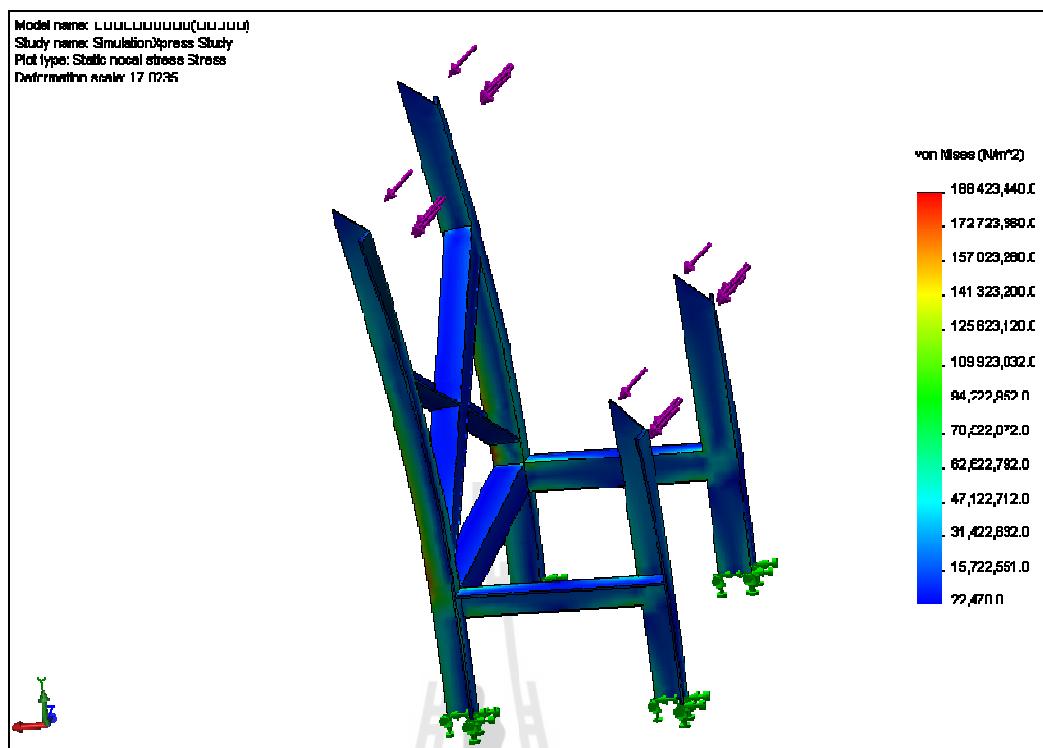
รูปที่ 4.6 แสดงผลของระบบการเคลื่อนตัวที่เกิดขึ้นกับถังบรรจุปุ๋ยจากการคำนวณด้วยโปรแกรม

จากรูปที่ 4.6 เป็นผลของการวิเคราะห์ระบบการเคลื่อนตัวของถังบรรจุปุ๋ยกอก พ布ว่า ระบบการเคลื่อนตัวหรือการเสียรูปทรงของถังบรรจุปุ๋ยกอกสูงสุดเท่ากับ 1.25 มิลลิเมตร ที่ตำแหน่ง - 58.34 มิลลิเมตร, 1,457.84 มิลลิเมตรและ 1,243.15 มิลลิเมตร

โดยที่ระบบการเสียรูปทรงสูงสุดของถังบรรจุปุ๋ยจะอยู่ที่บริเวณปากบนของถังบรรจุปุ๋ย ที่เป็นช่องน้ำเพราเป็นบริเวณที่มีความแข็งแรงน้อยที่สุด และเมื่อมีการสร้างเครื่องต้นแบบขึ้นจึงได้ทำการพับขอบของถังบรรจุปุ๋ย เพื่อช่วยเสริมความแข็งแรงและลดการเสียรูปทรงของถังบรรจุปุ๋ย ในขณะที่มีปุ๋ยบรรจุอยู่เต็มถัง

#### 4.3.3 ผลการวิเคราะห์โครงสร้างของขาตั้งถังบรรจุของเครื่องต้นแบบ

ในการวิเคราะห์โครงสร้างของขาตั้งถังบรรจุปุ๋ยของเครื่องต้นแบบ เพื่อหาความคื้นที่เกิดขึ้นกับขาตั้งเมื่อต้องรับถังบรรจุปุ๋ยที่มีปุ๋ยกอกเต็มถังด้วยโปรแกรม ได้ผลดังแสดงในรูปที่ 4.7

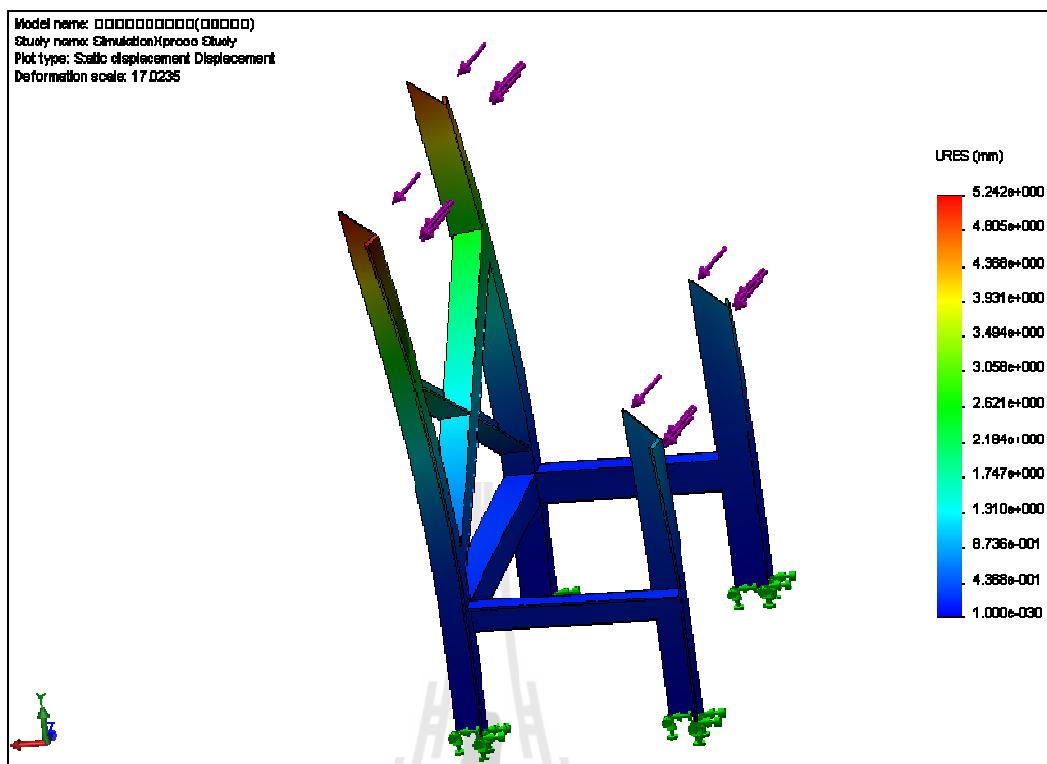


รูปที่ 4.7 แสดงผลของความเค้นที่เกิดขึ้นกับขาตั้งถังบรรจุปุ๋ยของเครื่องตันแบบ  
จากการคำนวณด้วยโปรแกรม

จากรูปที่ 4.7 เป็นผลการวิเคราะห์ความเค้นของขาตั้งถังบรรจุปุ๋ยของเครื่องตันแบบ  
พบว่า ความเค้นสูงสุดของขาตั้งของถังบรรจุปุ๋ยมีค่าเท่ากับ  $1.88e+008 \text{ MN/m}^2$  ที่ตำแหน่ง 54.22  
มิลลิเมตร 241.78 มิลลิเมตร และ 709.955 มิลลิเมตร โดยมีค่าความปลดภัยเท่ากับ 2

สาเหตุที่กำหนดให้ขาตั้งถังบรรจุปุ๋ยของเครื่องตันแบบอยู่ภายใต้สภาวะที่รับแรง  
ในขณะบรรจุปุ๋ยก็คือเต็มถังบรรจุเพราะว่า เป็นสภาวะที่ถังบรรจุต้องรับแรงกระทำสูงสุดนั่นเอง โดย  
ผลของการวิเคราะห์โครงสร้างของขาตั้งถังบรรจุปุ๋ยของเครื่องตันแบบ พบว่า ขาตั้งถังบรรจุปุ๋ยของ  
เครื่องตันแบบสามารถทำงานภายใต้สภาวะดังกล่าวได้โดยไม่เกิดความเสียหายแต่อย่างใดเพราะว่า  
แรงที่กระทำกับขาตั้งถังบรรจุปุ๋ยจะลดลงตลอดเวลาที่มีการปล่อยปุ๋ยกออกจากเครื่องตันแบบ

จากนั้นได้วิเคราะห์โครงสร้างของขาตั้งถังบรรจุปุ๋ยของเครื่องตันแบบ เพื่อหาระยะ  
การเคลื่อนตัวของถังบรรจุปุ๋ยกอก ดังแสดงในรูปที่ 4.8



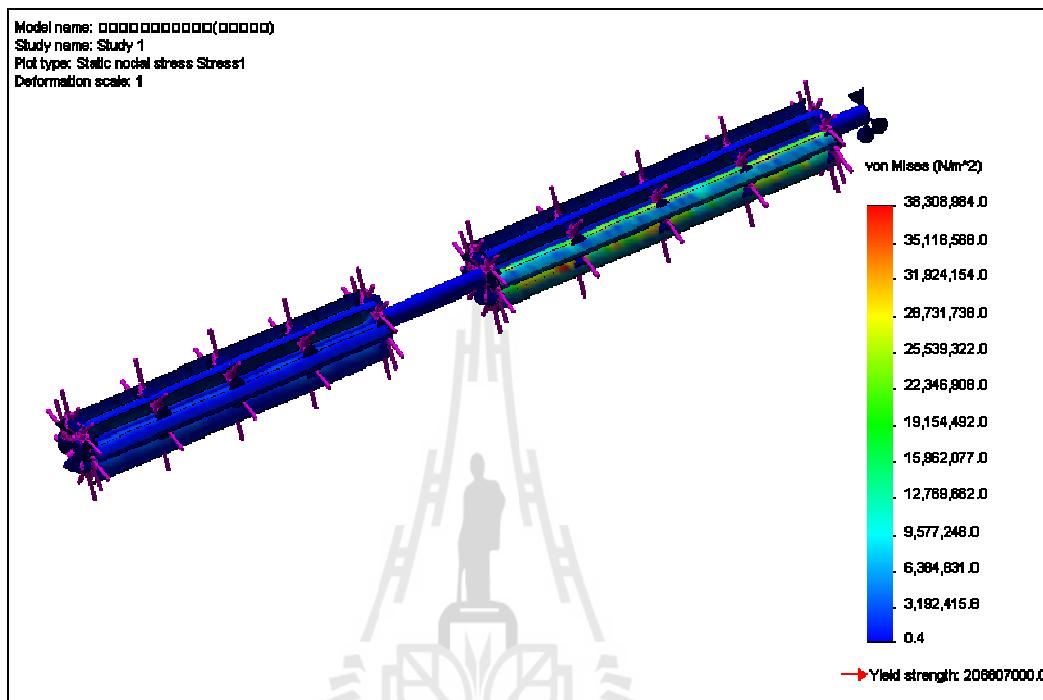
รูปที่ 4.8 แสดงผลของการเคลื่อนตัวที่เกิดขึ้นกับขาตั้งถังบรรจุปูยของเครื่องตันแบบจากการคำนวณด้วยโปรแกรม

จากรูปที่ 4.8 เป็นผลของการวิเคราะห์ระบบการเคลื่อนตัวของขาตั้งถังบรรจุปูยของเครื่องตันแบบ พบร่วมกับ ระบบการเคลื่อนตัวหรือการเสียรูปทรงของขาตั้งถังบรรจุปูยของเครื่องตันแบบ สูงสุดเท่ากับ 5.24 มิลลิเมตร ที่ตำแหน่ง 138.91 มิลลิเมตร 883.06 มิลลิเมตร และ 8.47 มิลลิเมตร

โดยที่ระบบการเสียรูปทรงสูงสุดของขาตั้งถังบรรจุปูยจะอยู่ที่บริเวณปลายบนของขาตั้งถังบรรจุปูย ที่เป็นเช่นนี้ เพราะเป็นบริเวณที่มีความแข็งแรงน้อยที่สุดเนื่องจากในการวิเคราะห์ที่ บริเวณดังกล่าวเป็นปลายปล่อยอิสระ ไม่มีการจับยึด และเมื่อมีการสร้างเครื่องตันแบบขึ้นจึงได้ทำการจับยึดบริเวณดังกล่าวกับถังบรรจุปูย เพื่อช่วยเสริมความแข็งแรงและลดการเสียรูปทรงของขาตั้งถังบรรจุปูยในขณะที่มีปูยบรรจุอยู่เต็มถัง

#### 4.3.4 ผลการวิเคราะห์โครงสร้างของในภาคของเครื่องตันแบบ

ในการวิเคราะห์โครงสร้างของในภาคปุ่ยของเครื่องตันแบบ เพื่อหาความเค้นที่เกิดขึ้นกับในภาคเมื่อต้องรับภาระในการภาคปุ่ยคอกด้วยโปรแกรม ได้ผลดังแสดงในรูปที่ 4.8

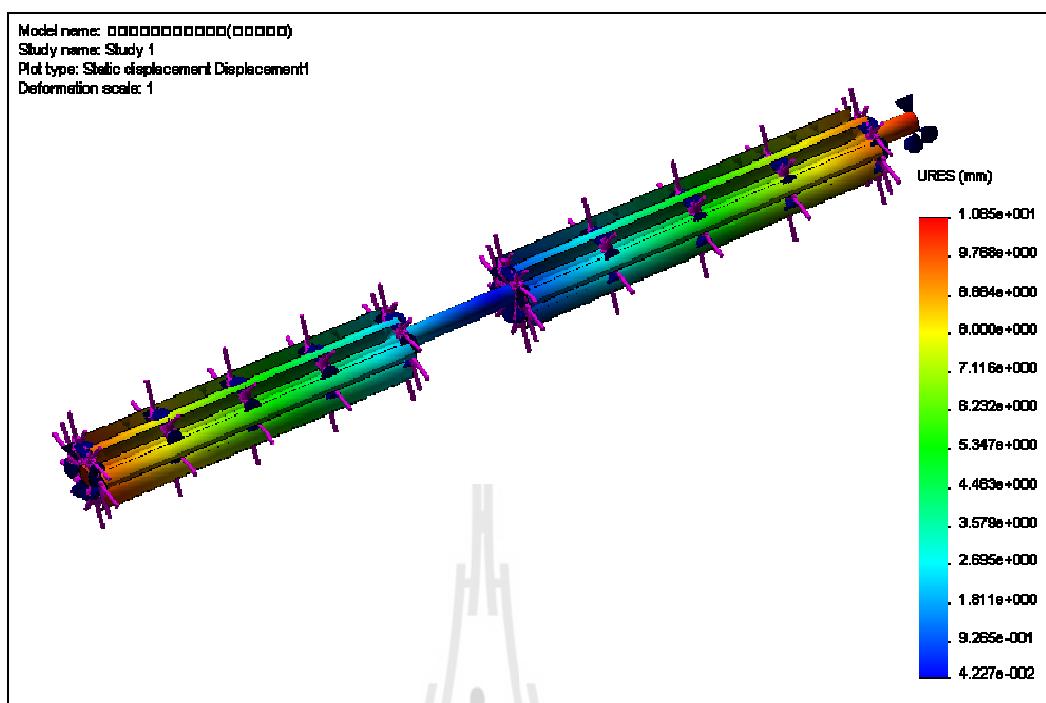


รูปที่ 4.9 แสดงผลของความเค้นที่เกิดขึ้นกับในภาคปุ่ยของเครื่องตันแบบ  
จากการคำนวณด้วยโปรแกรม

จากรูปที่ 4.9 เป็นผลการวิเคราะห์ความเค้นของในภาคปุ่ยของเครื่องตันแบบ พนว่า  
ความเค้นสูงสุดของในภาคปุ่ยมีค่าเท่ากับ  $3.83e+007 \text{ N/m}^2$  โดยมีค่าความปลดภัยเท่ากับ 1

สาเหตุที่กำหนดให้ในภาคปุ่ยของเครื่องตันแบบอยู่ภายใต้สภาวะที่รับแรงในขณะ  
บรรจุปุ่ยคอกเพราะว่า เป็นสภาวะที่ถังบรรจุต้องรับแรงกระทำสูงสุดนั่นเอง โดยผลของการวิเคราะห์  
โครงสร้างของในภาคปุ่ยของเครื่องตันแบบ พนว่า ในภาคปุ่ยของเครื่องตันแบบสามารถทำงาน  
ภายใต้สภาวะดังกล่าวได้โดยไม่เกิดความเสียหายแต่อย่างใด เพราะว่าแรงที่กระทำกับในภาคปุ่ยจะ  
ลดลงตลอดเวลาที่มีการปล่อยปุ่ยคอกออกจากเครื่องตันแบบ

จากนี้ได้วิเคราะห์โครงสร้างของในภาคปุ่ยของเครื่องตันแบบ เพื่อหาระยะ การ  
เคลื่อนตัวของถังบรรจุปุ่ยคอก ดังแสดงในรูปที่ 4.10



รูปที่ 4.10 แสดงผลของการเคลื่อนตัวที่เกิดขึ้นกับในภาคปุ่ยของเครื่องตันแบบ  
จากการคำนวณด้วยโปรแกรม

จากรูปที่ 4.10 เป็นผลของการวิเคราะห์ระบบการเคลื่อนตัวของในภาคปุ่ยของ  
เครื่องตันแบบ พ布ว่า ระบบการเคลื่อนตัวหรือการเสียรูปทรงของในภาคปุ่ยของเครื่องตันแบบสูงสุด  
เท่ากับ 2.894 มิลลิเมตร

โดยที่ระบบการเสียรูปทรงสูงสุดของในภาคปุ่ยจะอยู่ที่บริเวณปลายบนของในภาค  
ปุ่ย ที่เป็นชั้นนี้เพราเป็นบริเวณที่มีความแข็งแรงน้อยที่สุดเนื่องจากในการวิเคราะห์ที่บริเวณ  
ดังกล่าวเป็นปลายปล่อยอิสระ ไม่มีการจับยืด

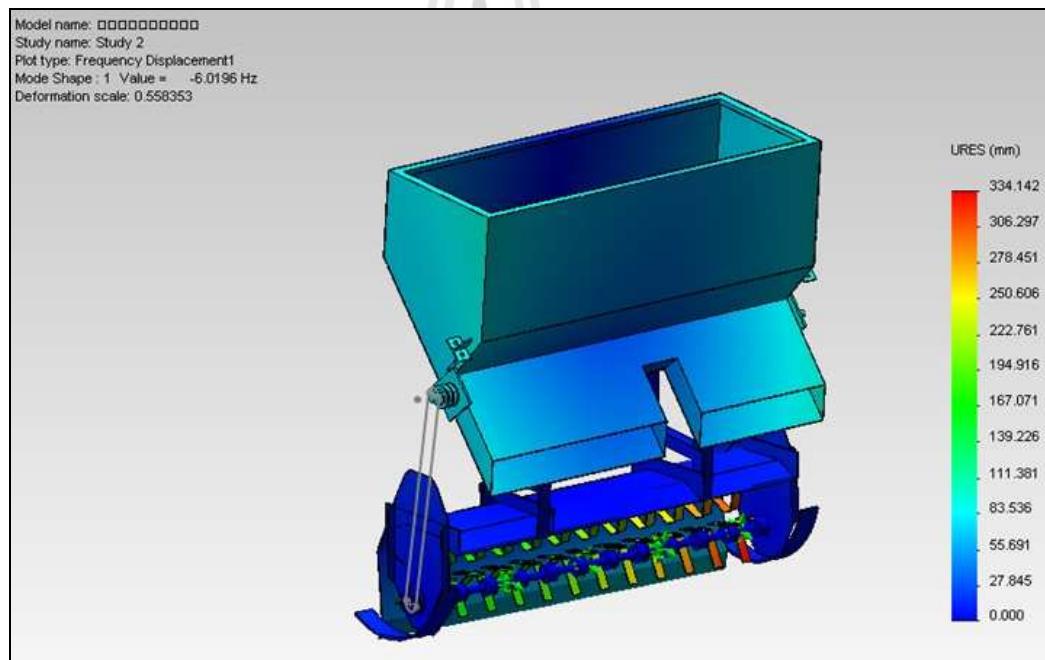
#### 4.3.5 ผลการวิเคราะห์ความถี่ธรรมชาติโครงสร้างของเครื่องตันแบบ

ในการวิเคราะห์ความถี่ธรรมชาติโครงสร้างของเครื่องตันแบบ เพื่อหาความถี่  
ธรรมชาติที่เกิดขึ้นกับเครื่องตันแบบเมื่อต้องปฏิบัติงานด้วยโปรแกรม โดยในการวิเคราะห์ผลของ  
ความถี่ธรรมชาติได้แบ่งออกเป็น 5 โภมด ได้ผลดังแสดงในตารางที่ 4.3 และรูปที่  
4.11 4.12 4.13 4.14 4.15 ตามลำดับ

ตารางที่ 4.3 แสดงความถี่ธรรมชาติ 5 โหนดแรกที่ได้จากการวิเคราะห์ใน 5 โหนดแรก

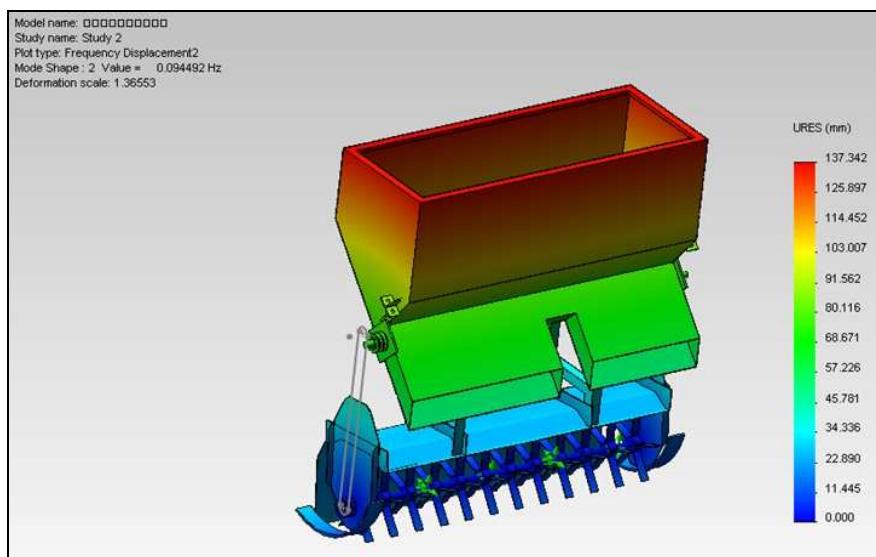
Mode No.	Frequency (Rad/sec)	Frequency (Hertz)	Period (Seconds)
1	-37.822	-6.0196	-0.16613
2	0.59371	0.094492	10.583
3	18.334	2.9179	0.34271
4	30.076	4.7868	0.20891
5	82.359	13.108	0.07629

จากข้อมูลในตารางที่ 4.3 พบว่า ความถี่ธรรมชาติที่ได้จากการวิเคราะห์ใน 5 โหนดแรก จะมีค่าเพิ่มขึ้นตามลำดับ ทั้งนี้ขึ้นอยู่กับลักษณะของการสั่นสะเทือนในแต่ละโหนดนั่นเอง



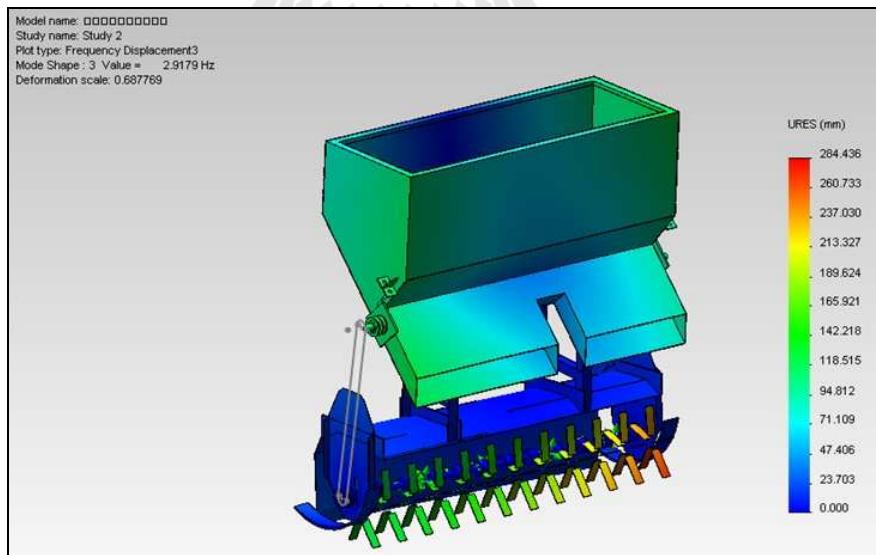
รูปที่ 4.11 แสดงผลของความถี่ธรรมชาติในโหนด 1 ของเครื่องตื้นแบบ  
จากการคำนวณด้วยโปรแกรม

จากรูปที่ 4.11 แสดงถึงตำแหน่งใบมีดของจอบหมุนที่จะเกิดความเสียหายก่อนเมื่อได้รับการสั่นสะเทือนจากการทำงาน โดยที่ในโหนด 1 มีผลของความถี่ธรรมชาติอยู่ที่ -6.019 เฮิรต



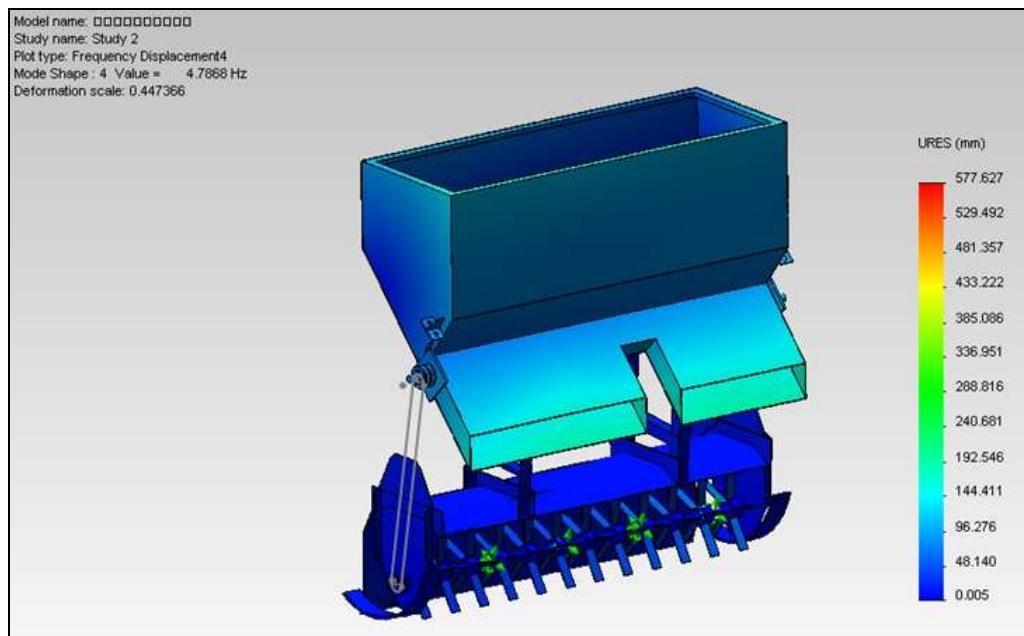
รูปที่ 4.12 แสดงผลของความถี่ธรรมชาติในโหมด 2 ของ  
เครื่องตันแบบจากการคำนวณด้วยโปรแกรม

จากรูปที่ 4.12 แสดงถึงตำแหน่งถังบรรจุปุ๋ยส่วนบนที่จะเกิดความเสียหายก่อนเมื่อ<sup>4</sup>  
ได้รับการสั่นสะเทือนจากการทำงาน โดยที่ในโหมด 2 มีผลของความถี่ธรรมชาติอยู่ที่ 0.094 เฮิร์ต



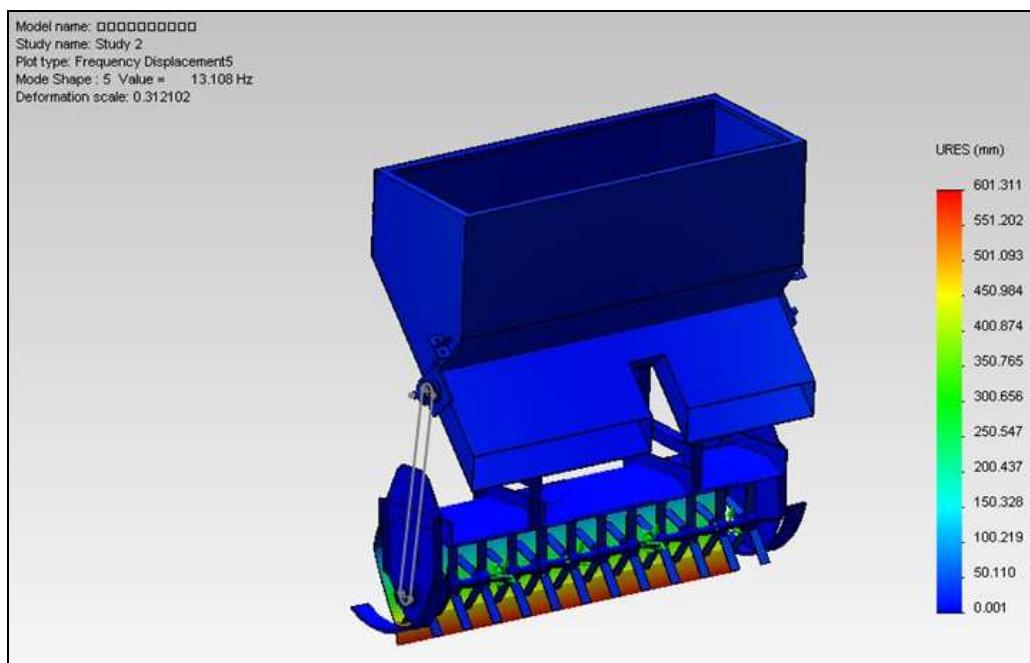
รูปที่ 4.13 แสดงผลของความถี่ธรรมชาติในโหมด 3 ของ  
เครื่องตันแบบจากการคำนวณด้วยโปรแกรม

จากรูปที่ 4.13 แสดงถึงตำแหน่งในมีดของขอบหมุนที่จะเกิดความเสียหายก่อนเมื่อได้รับการสั่นสะเทือนจากการทำงาน โดยที่ในโหนด 3 มีผลของความถี่ธรรมชาติอยู่ที่ 2.917 เฮิร์ต



รูปที่ 4.14 แสดงผลของความถี่ธรรมชาติในโหนด 4 ของเครื่องตันแบบจากการคำนวณด้วยโปรแกรม

จากรูปที่ 4.14 แสดงถึงตำแหน่งถังบรรจุปุ๋ยค้านที่เป็นทางออกปุ๋ยที่จะเกิดความเสียหายก่อนเมื่อได้รับการสั่นสะเทือนจากการทำงาน โดยที่ในโหนด 4 มีผลของความถี่ธรรมชาติอยู่ที่ 4.786 เฮิร์ต



รูปที่ 4.15 แสดงผลของความถี่ธรรมชาติในโหมด 5 ของเครื่องตันแบบจากการคำนวณด้วยโปรแกรม

จากรูปที่ 4.15 แสดงถึงตำแหน่งกระป๋องหลังของขอบหมุนที่จะเกิดความเสียหายก่อนเมื่อได้รับการสั่นสะเทือนจากการทำงาน โดยที่ในโหมด 5 มีผลของความถี่ธรรมชาติอยู่ที่ 13.108 เฮิร์ตซ์

ซึ่งจากผลของการวิเคราะห์ความถี่ธรรมชาติใน 5 โหมดแรก พบว่า ลักษณะของการสั่นในโหมด 2 มีความใกล้เคียงกับการสั่นสะเทือนในการทำงานจริงของเครื่องตันแบบ และจากการวัดการสั่นสะเทือนในการทำงานจริงของเครื่องตันแบบด้วยเครื่องวัดการสั่นสะเทือน พบว่า ไม่ได้มีช่วงของการสั่นสะเทือนอยู่ในความถี่เดียวกับที่ได้จากการวิเคราะห์ในโหมด 2 ดังนั้น เครื่องตันแบบจึงสามารถทำงานได้จริงโดยที่ไม่เกิดความเสียหายจากการสั่นสะเทือนที่เกิดขึ้นจากการทำงาน

#### 4.4 ผลการสร้างเครื่องต้นแบบ

หลังจากที่ได้ทำการวิเคราะห์โครงสร้างของเครื่องต้นแบบที่ได้ทำการออกแบบไว้ในหัวข้อที่ 3.3 ในบทที่ 3 แล้วนั้น ได้ดำเนินการสร้างเครื่องต้นแบบขึ้น ดังแสดงในรูปที่ 4.16 และรูปที่ 4.17



รูปที่ 4.16 แสดงเครื่องต้นแบบที่สร้างเสร็จและทำการติดตั้งเรียบร้อย

จากรูปที่ 4.16 แสดงถึงส่วนของถังบรรจุปุ๋ยคอกที่ได้ทำการติดตั้งไว้กับขอบหมุนโดยจะมีขาของถังบรรจุปุ๋ย 4 ขา ที่เป็นตัวจับยึดกับฝาบนของขอบหมุนในตำแหน่งเดียวกับตำแหน่งของแขนของขอบหมุน ทำการจับยึดกันด้วยสกรูจับยึด ซึ่งเป็นตำแหน่งที่มีการเจาะไว้สำหรับแขนของขอบหมุนเดิมอยู่แล้วนั่นเอง และมีไฟปิดถังบรรจุปุ๋ยคอกด้วย เพื่อป้องกันปุ๋ยคอกที่อาจลอยไปตามลมในขณะที่รถเคลื่อนที่บนถนน ซึ่งอาจทำให้เกิดอันตรายและอุบัติเหตุกับผู้ที่สัญจรไปมาบนถนน และสิ่งปลอมปนที่จะหล่นลงไปในถังบรรจุปุ๋ย ซึ่งอาจทำให้เกิดความเสียหายกับในภาชนะขณะทำงานได้



รูปที่ 4.17 แสดงเครื่องตีนแบบในแปลงทดลอง

รูปที่ 4.17 เป็นรูปที่แสดงให้เห็นถึงแขนปรับระดับช่องปล่อยปุ่ยคอก โดยที่แขนปรับระดับจะติดอยู่ด้านข้างของถังบรรจุปุ่ยคอก โดยที่แขนปรับระดับจะเปิดขึ้น เมื่อได้รับแรงดันจากฝาระโปรงของขอบหมุน และปิดลงเมื่อฝาไม่ได้รับแรงดันจากฝาระโปรงของขอบหมุน สำหรับตำแหน่งของการส่งกำลังไปยังเพลาของใบคาดจะอยู่ที่ปลายเพลาของขอบหมุนด้านขวา มือ

#### 4.5 ผลการทดสอบภาคสนามของเครื่องตีนแบบ

ในการทดสอบภาคสนามของเครื่องตีนแบบนี้นั้นประกอบด้วย การทดสอบการกระจายตัวของปุ่ยคอก การทดสอบแรงฉุดคลากที่เกิดขึ้นกับรถแทรกเตอร์ก่อนและหลังการติดตั้ง เครื่องตีนแบบ ความสามารถจริจในการทำงานต่อพื้นที่ ความสามารถในการ 逕 ยปุ่ยคอก ความสามารถจริจในการทำงานเชิงวัสดุ อัตราการสิ้นเปลืองน้ำมันเชื้อเพลิง และประสิทธิภาพในการทำงาน เพื่อให้ทราบถึงสมรรถนะในการทำงานของเครื่องตีนแบบ

##### 4.5.1 การทดสอบการกระจายตัวของปุ่ยคอกจากเครื่องตีนแบบ

ในการทดสอบการกระจายตัวของปุ่ยคอกของเครื่องตีนแบบด้วยการให้รถแทรกเตอร์ ตีนกำลังวิ่งตรงไปบนพื้นที่ที่เตรียมไว้ด้วยความเร็วคงที่ ยกขอบหมุนขึ้นเหนือพื้นแล้วปล่อยให้ เครื่องตีนแบบทำงานดังรูปที่ 4.18



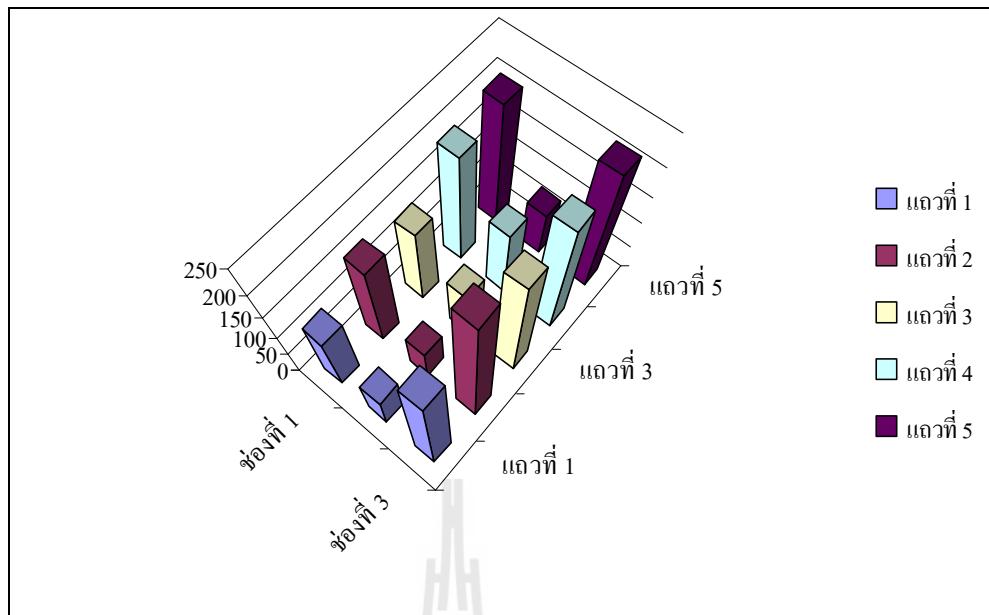
รูปที่ 4.18 แสดงการกระจายตัวของปุ๋ยออกจากเครื่องดันแบบ

จากรูปที่ 4.18 พบร่วมกับการกระจายตัวของปุ๋ยออกจากเครื่องดันแบบ จะมีการกระจายตัวได้ดีในบริเวณช่องทางออกด้านข้างทั้งสองด้านของถังบรรจุปุ๋ยกอก โดยจะเริ่มนับจากตรงกลาง ซึ่งเป็นช่องทางออกที่ปิดไว้ เพื่อป้องกันไม่ให้ปุ๋ยกอกหลุดลงไปที่เพลาอำนวยกำลัง ซึ่งในการทำงานจริง ขอบหมุนจะทำหน้าที่ตีผสานและคลุกเคล้าปุ๋ยกอกเข้ากับดิน ดังนั้นลักษณะการกระจายตัวของปุ๋ยกอกแบบนี้ จึงไม่ส่งผลกระทบต่อการกระจายตัวของปุ๋ยในดินแต่อย่างใด  
จากนั้นทำการบันทึกผลการทดลองดังแสดงในตารางที่ 4.4

ตารางที่ 4.4 การกระจายตัวของปุ๋ยคอกจากการทำงานของเครื่องตีนแบบ (กรัม)

ແຄວທີ່	ปริมาณປຸ້ຍຄອກ (กรัม)				
	ຂໍອງທີ່	ครັບທີ່ 1	ครັບທີ່ 2	ครັບທີ່ 3	ເນລື່ອ
1	1	115	110	130	118
	2	20	80	110	70
	3	170	220	230	207
2	1	170	140	180	163
	2	50	70	75	65
	3	250	235	260	248
3	1	110	180	140	143
	2	70	120	90	93
	3	250	220	150	207
4	1	180	220	190	197
	2	90	140	150	127
	3	220	230	190	213
5	1	210	240	180	210
	2	70	90	80	80
	3	190	220	250	220

จากผลการทดลองในตารางที่ 4.4 นำไปวาดกราฟเพื่อแสดงผลการกระจายตัวของปุ້ຍ  
คอกจากเครื่องตีนแบบได้ดังรูปที่ 4.19



รูปที่ 4.19 แสดงผลของการกระจายตัวของปุ๋ยจากเครื่องต้นแบบ

จากรูปที่ 4.19 พบร่วมกันว่า การกระจายตัวของปุ๋ยจากเครื่องต้นแบบนี้เป็นการกระจายตัวที่ไม่สม่ำเสมอ เพราะการออกแบบให้ถังบรรจุปุ๋ยมีช่องปิดหนึ่งบนบริเวณที่เป็นจุดต่อของเพลาอำนวยกำลัง เพื่อป้องกันไม่ให้ปุ๋ยไหลลงในบริเวณดังกล่าว ด้วยเหตุนี้จึงส่งผลให้ปุ๋ยกองช่วงกลางของถังบรรจุมีการอัดตัวกันแน่นกว่าด้านข้างของถังบรรจุปุ๋ย จึงเป็นสาเหตุที่ทำให้การกระจายตัวของปุ๋ยกองในช่วงกลางของความยาวของถังบรรจุปุ๋ยน้อยกว่าด้านข้างทึ้งสองด้าน

ถึงแม้ว่าเครื่องต้นแบบจะไม่สามารถกระจายปุ๋ยกองให้สม่ำเสมอได้ แต่จะไม่ส่งผลเสียโดยตรงต่อการเตรียมดินท่านาข้าว เพราะปุ๋ยกองที่ไหลลงมานั้นจะถูกกองหมุนตีปุ๋ยกองให้คลุกเคล้ากับดินในแปลงได้โดยทั่วถึงตลอดพื้นที่

#### 4.5.2 การทดสอบแรงดูดลากที่เกิดขึ้นกับรถแทรกเตอร์ก่อนและหลัง

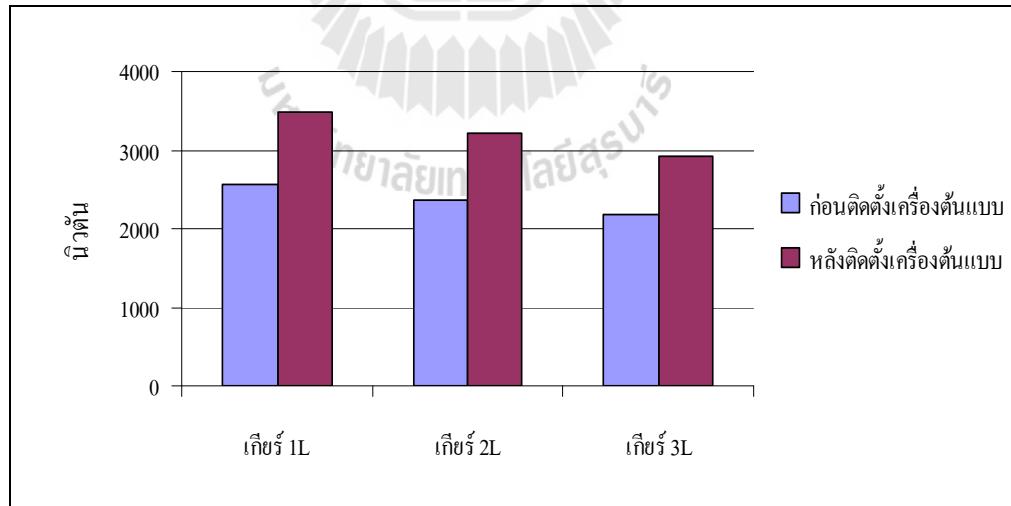
##### การติดตั้งเครื่องต้นแบบ

การทดสอบนี้เพื่อหาแรงดูดลากที่เกิดขึ้นกับรถแทรกเตอร์ต้นกำลัง เมื่อต้องติดตั้งเครื่องต้นแบบกับเมื่อไม่ติดตั้งเครื่องต้นแบบ ดังแสดงผลในตารางที่ 4.5

ตารางที่ 4.5 ความสามารถในการนัดลากของรถแทรกเตอร์

รายการ	แรงดูดลาก (นิวตัน)			
	ครั้งที่ 1	ครั้งที่ 2	ครั้งที่ 3	เฉลี่ย
<b>การทำงานที่เกียร์ต่าง ๆ ก่อนการติดตั้งเครื่องโรยปู๋ยา</b>				
เกียร์ 1L	2,746.80	2,570.22	2,354.40	2,557.14
เกียร์ 2L	2,390.44	2,507.52	2,197	2,364.98
เกียร์ 3L	2,234.02	2,352.50	1,961	2,182.50
<b>การทำงานที่เกียร์ต่าง ๆ หลังการติดตั้งเครื่องโรยปู๋ยา</b>				
เกียร์ 1L	3,433.50	3,276.54	3,767.04	3,492.36
เกียร์ 2L	3,021.48	3,423.69	3,207.87	3,217.68
เกียร์ 3L	2,923.38	2,876.23	2,944.30	2,914.63

เมื่อนำผลจากตารางที่ 4.5 มาวาดกราฟเพื่อเปรียบเทียบผลของแรงดูดลากที่เกิดขึ้นกับรถแทรกเตอร์ที่น้ำหนักตัวตั้งแต่ 3 ตัน แสดงในรูปที่ 4.20



รูปที่ 4.20 แสดงผลการเปรียบเทียบแรงดูดลากที่เกิดขึ้นกับรถแทรกเตอร์ทั้งก่อนและหลังการติดตั้งเครื่องต้นแบบ

จากการทดสอบเพื่อหาค่าแรงนุ่ดลากของรоторที่ปรากภูอยู่ในตารางที่ 4.5 และรูปที่ 4.20 นั้น พบว่า รоторที่ทำการติดตั้งเครื่องต้นแบบแล้วนั้น จะมีแรงนุ่ดลากสูงกว่า รоторที่ทำการติดตั้งเฉพาะขอบหมุน โดยที่ค่าของแรงนุ่ดลากของรоторที่ติดตั้ง เครื่องต้นแบบ จะสูงสุดที่การเดินรถที่ระดับเกียร์ 1 ต่ำ คือ 3,492.36 นิวตัน แล้วลดลงที่การเดินรถใน ระดับเกียร์ 2 ต่ำ คือ 3,217.68 นิวตัน และ 3 ต่ำ คือ 2,914.63 นิวตัน ตามลำดับ และค่าของแรงนุ่ดลาก ของรоторที่ติดตั้งเฉพาะขอบหมุน จะสูงสุดที่การเดินรถที่ระดับเกียร์ 1 ต่ำคือ 2,557.14 นิว ตัน แล้วลดลงที่การเดินรถในระดับเกียร์ 2 ต่ำ คือ 2,364.98 นิวตัน และ 3 ต่ำคือ 2,182.5 นิว ตัน ตามลำดับ

โดยที่สามารถเปรียบเทียบการเพิ่มขึ้นของแรงนุ่ดลากเมื่อไม่ทำการติดตั้ง เครื่องต้นแบบกับเมื่อทำการติดตั้งเครื่องต้นแบบ พบว่า ที่ระดับความเร็วในการเดินรถเกียร์ 1 ต่ำ แรง นุ่ดลากเพิ่มมากขึ้นเป็น 26.78% ที่ระดับความเร็วในการเดินรถเกียร์ 2 ต่ำ มีแรงนุ่ดลากเพิ่มมากขึ้น เป็น 26.50% และ ที่ระดับความเร็วในการเดินรถเกียร์ 3 ต่ำ แรงนุ่ดลากเพิ่มมากขึ้นเป็น 25.12% ตามลำดับ การเพิ่มขึ้นของแรงนุ่ดลากของรоторที่ติดตั้งเครื่องต้นแบบใน ทุกระดับความเร็วในการเคลื่อนที่มีความแตกต่างกันน้อยมาก เมื่อเปรียบเทียบเป็นpororเซ็นต์ โดยที่ ที่ระดับความเร็วในการเดินรถเกียร์ 3 ต่ำ มีค่าน้อยที่สุด เพราะการเคลื่อนที่ที่เกียร์สูงกว่าทำให้รถมี ความคล่องตัวในการเคลื่อนที่สูงกว่า จึงสามารถอ่อนหนะแรงเสียดทานในการเคลื่อนที่ได้มากกว่า ซึ่ง ส่งผลให้แรงนุ่ดลากที่เกิดขึ้นน้อยลง

ทั้งนี้ที่แรงนุ่ดลากของรоторที่ติดตั้งเครื่องต้นแบบแล้วมีค่าแรงนุ่ดลากสูงกว่า ในรоторที่ติดตั้งเฉพาะขอบหมุน ในทุกระดับความเร็วในการเดินรถ เพราะปัจจัยที่มีผลต่อ การเปลี่ยนแปลงแรงนุ่ดลากมี 2 ปัจจัยหลัก คือ หน้ากว้างในการทำงานของเครื่องจักร และหน้ากว้าง ของอุปกรณ์ที่ต่อพ่วง ในงานวิจัยนี้ไม่ได้มีการเพิ่มน้ำหนักว่างในการทำงานของอุปกรณ์ต่อพ่วง แต่ เพิ่มอุปกรณ์เสริมไปวางบนขอบหมุน ดังนั้นจึงส่งผลให้อุปกรณ์ต่อพ่วงมีน้ำหนักเพิ่มสูงขึ้นจึงเป็น ปัจจัยที่ทำให้ค่าแรงนุ่ดลากที่เกิดขึ้นกับต้นกำลังสูงขึ้น

#### **4.5.3 กำลังที่สูญเสียเนื่องจากการติดตั้งเครื่องต้นแบบ**

ในหัวข้อนี้ผู้วิจัยได้ทำการวิเคราะห์ถึงกำลังงานที่เพลาของใบవาดปျေยของ เครื่องต้นแบบต้องใช้เพื่อขับเคลื่อนในใบవาดปျေยในการใบవาดปျေยออกออกจากถังบรรจุ โดยพิจารณา จากความเร็วของเพลาใบవาดปျေยที่ได้ออกแบบไว้ในบทที่ 3 ที่ 232 รอบต่อนาที และโอมเมนต์ บิดที่ 378.831 นิวตันเมตร ดังนั้นกำลังงานที่เพลาของใบవาดปျေยต้องใช้ โดยการส่งกำลังมาจากเพลา ของใบມีดของขอบหมุน คือ 9.203 กิโลวัตต์

ในขณะที่กำลังของเพลาขอบหมุน ที่ใช้ในการขับเคลื่อนในมีดของขอบหมุนให้ทำงานนั้น ซึ่งเป็นต้นกำลังของเพลาในภาชนะปูยคอก พิจารณาที่ความเร็วรอบในการทำงานตามข้อมูล จำเพาะของตัวขอบหมุนตราซ้าย RX 180F ที่ 232 รอบต่อนาที เส้นผ่านศูนย์กลางเพลาขอบหมุน 50 มิลลิเมตร ดังนั้น กำลังที่เพลาของขอบหมุนใช้ในการหมุนทำงานของใบมีดขอบหมุนที่ได้รับการส่งกำลังมาจากเพลาอานวยกำลัง คือ 26.832 กิโลวัตต์

และจากข้อมูลจำเพาะของรถแทรกเตอร์คูโบต้า L4508 ซึ่งเป็นต้นกำลังของงานวิจัย ในครั้งนี้ มีกำลังที่ใช้ในการขับเพลาอานวยกำลังอยู่ที่ 38.1 กิโลวัตต์ โดยที่มีกำลังขับสูบที่ 43.6 กิโลวัตต์

จากการออกแบบเครื่องต้นแบบของผู้วิจัยที่ต้องการให้เพลาของใบมีดปูยทำงานได้ด้วยการอาศัยกำลังขับจากเพลาของขอบหมุนที่ได้รับจากเพลาอานวยกำลังส่งมาอีกทอดหนึ่งนั้น พบว่า เป็นกำลังงานที่เมื่อร่วมกับกำลังงานที่ขอบหมุนต้องใช้ในการทำงานจริงแล้วมีค่าเท่ากับ 36.035 กิโลวัตต์ ซึ่งยังไม่เกินกำลังที่รถแทรกเตอร์ขนาดดังกล่าวใช้ในการขับเพลาอานวยกำลัง อีกทั้งขอบหมุนและรถแทรกเตอร์ต้นกำลังที่ใช้ในงานวิจัยนี้ได้มีระบบป้องกันความปลอดภัยสำหรับการทำงานที่เกินกำลังของขอบหมุนและรถแทรกเตอร์อยู่ ด้วยระบบคลัตท์นิรภัยที่จะเป็นตัวทำหน้าที่ตัดการทำงานหากมีภาระงานที่มากเกินกำลังที่จะถ่ายทอดได้ จึงเป็นอีกหนึ่งสิ่งที่ช่วยป้องกันความปลอดภัยให้กับการทำงานของต้นกำลังของเครื่องต้นแบบ จากเหตุผลดังกล่าวข้างต้นจึงแสดงให้เห็นว่าเครื่องต้นแบบที่ผู้วิจัยได้ทำการออกแบบไว้นั้นสามารถใช้กับขอบหมุน และรถแทรกเตอร์ขนาดดังกล่าวได้

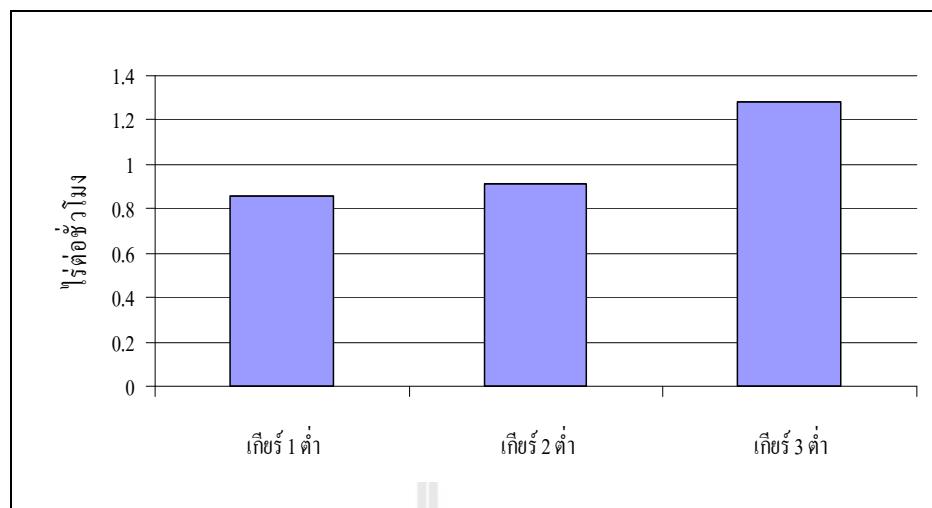
#### **4.5.4 การทดสอบการทำงานของเครื่องต้นแบบในแปลงทดสอบ**

ในหัวข้อนี้เป็นส่วนของผลการทดลองที่เกิดขึ้นกับเครื่องต้นแบบ เพื่อแสดงถึงความสามารถจริงในการทำงาน ความสามารถในการโดยปูยคอก ความสามารถจริงในการทำงานเชิงวัสดุ อัตราการสิ้นเปลืองน้ำมันเชื้อเพลิง และประสิทธิภาพในการทำงาน ดังข้อมูลที่แสดงในตารางที่ 4.6

ตารางที่ 4.6 แสดงผลการทดลองเครื่องตันแบบในแปลงทดสอบ

รายการ	ความเร็วในการเคลื่อนที่ของรถแทรกเตอร์		
	เกียร์ 1 ต่ำ	เกียร์ 2 ต่ำ	เกียร์ 3 ต่ำ
	(1.15 km/hr)	(1.67 km/hr)	(2.57 km/hr)
พื้นที่ที่ทำการทดสอบ ( $m^2$ )	600	600	600
ความกว้างของหัวแปลง (m)	15	15	15
ความสามารถจริงในการทำงาน (rai/hr)	0.86	0.91	1.28
ความสามารถในการ 稟 ปุยคอก (kg/rai)	906.67	693.33	426.67
ความสามารถจริงในการทำงานเชิงวัสดุ (kg/hr)	779.74	630.93	546.14
อัตราการสิ้นเปลืองน้ำมันเชื้อเพลิง (liter/rai)	3.46	3.38	3.2
ประสิทธิภาพในการทำงาน (%)	56	58	80

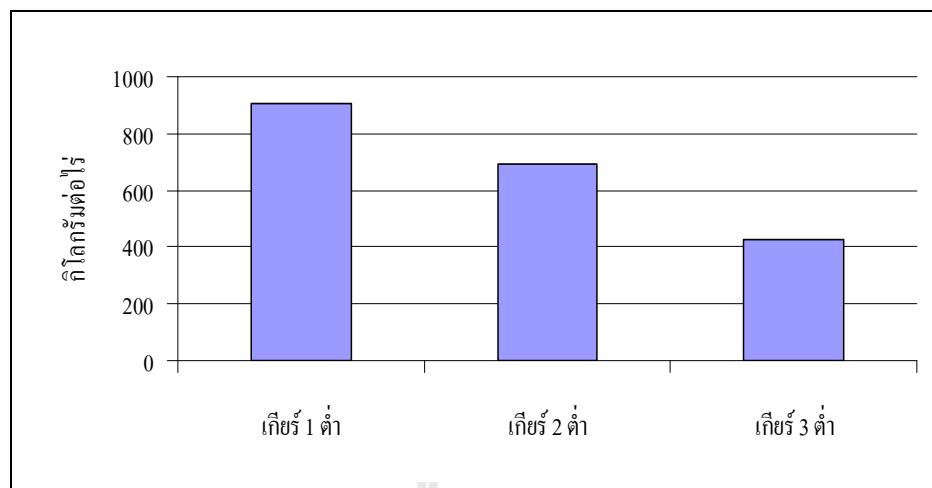
จากนั้นนำข้อมูลในตารางที่ 4.6 ไปวัดกราฟเพื่อเปรียบเทียบความสามารถในด้านต่าง ๆ ในแต่ละระดับความเร็วในการเดินรถแทรกเตอร์ โดยการแยกให้ รูปที่ 4.21 แสดงผลการเปรียบเทียบความสามารถจริงในการทำงานต่อพื้นที่ของเครื่องตันแบบ รูปที่ 4.22 แสดงผลการเปรียบเทียบความสามารถในการ 稟 ปุยคอกของเครื่องตันแบบ รูปที่ 4.23 แสดงผลการเปรียบเทียบความสามารถจริงในการทำงานเชิงวัสดุของเครื่องตันแบบ รูปที่ 4.24 แสดงผลการเปรียบเทียบอัตราการสิ้นเปลืองน้ำมันเชื้อเพลิงของเครื่องตันแบบ และรูปที่ 4.25 แสดงผลการเปรียบเทียบประสิทธิภาพในการทำงานของเครื่องตันแบบ



รูปที่ 4.21 แสดงผลการเปรียบเทียบความสามารถจึงใน  
การทำงานต่อพื้นที่ของเครื่องตันแบบ

จากรูปที่ 4.21 พบว่า ที่ระดับความเร็วในการเดินรถแทรกเตอร์เกียร์ 3 ตัว มีความสามารถจึงในการทำงานสูงสุด คือ 1.28 ไร่ต่อชั่วโมง ตามด้วยที่ระดับความเร็วในการเดินรถแทรกเตอร์เกียร์ 2 ตัว คือ 0.91 ไร่ต่อชั่วโมง และที่ระดับความเร็วในการเดินรถแทรกเตอร์เกียร์ 1 ตัว คือ 0.86 ไร่ต่อชั่วโมง ตามลำดับ

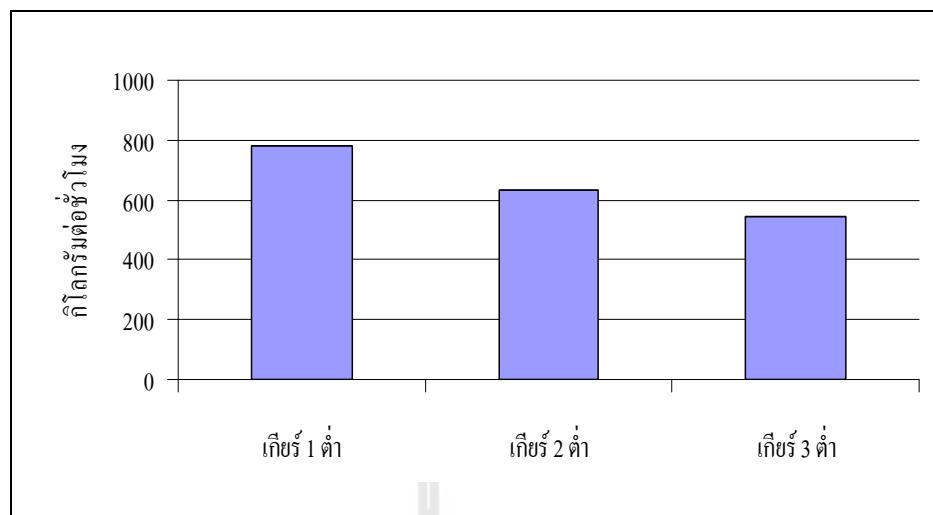
โดยที่ความเร็วในการเดินรถแทรกเตอร์ระดับเกียร์ 3 ตัว สามารถทำงานจึงได้สูงกว่า ที่ระดับเกียร์ 2 ตัว และระดับเกียร์ 1 ตัว เพราะรถแทรกเตอร์สามารถเคลื่อนที่ได้เร็วเนื่องจากแรงนุ่ดลากที่กระทำกับรถแทรกเตอร์น้อยกว่าที่ระดับเกียร์ทั้งสองระดับ แต่ข้อเสียที่พบสำหรับการเดินรถแทรกเตอร์ที่ระดับเกียร์ 3 ตัว คือ ทำให้เปล่งนาไได้รับปุ่ยคอกในปริมาณที่ต่ำกว่าเกณฑ์ที่เหมาะสม



รูปที่ 4.22 แสดงผลการเปรียบเทียบความสามารถในการ  
โดยปุ่ยคอกของเครื่องดันแบบ

จากรูปที่ 4.22 พบว่า ความเร็วในการเดินรถแทรกเตอร์ที่ระดับเกียร์ 1 ต่ำ มีความสามารถในการโดยปุ่ยคอก สูงกว่าที่ระดับความเร็วในการเดินรถแทรกเตอร์ระดับเกียร์ 2 ต่ำ และ 3 ต่ำ ตามลำดับ ( $906.67$   $693.33$  และ  $426.67$  กิโลกรัมต่อไร่)

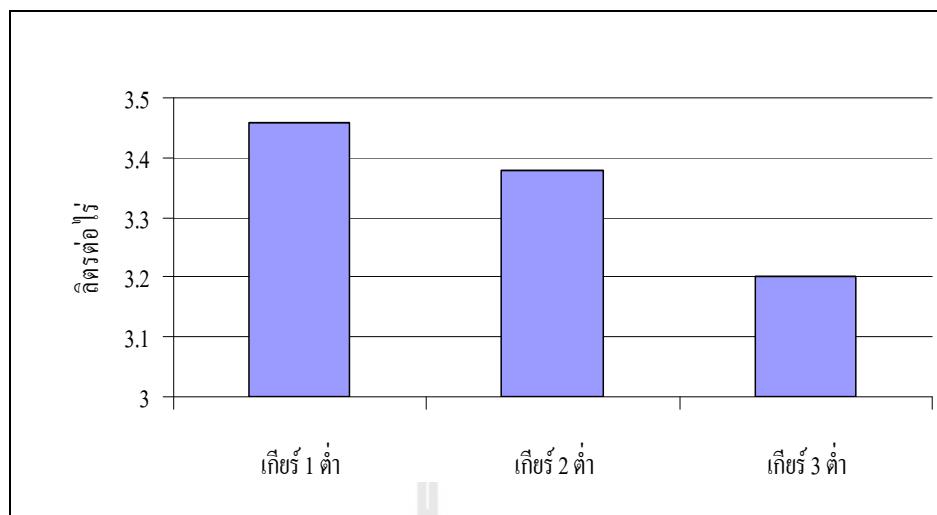
ซึ่งจากปริมาณปุ่ยคอกที่เหมาะสมในการใส่ต่อพื้นที่ 1 ไร่ คือ  $600$  กิโลกรัม ดังนั้น ระดับความเร็วในการเดินรถที่เหมาะสมกับการจ่ายปุ่ยคอกลงบนพื้นที่ คือ เกียร์ 2 ต่ำ เพราะสามารถจ่ายปุ่ยได้ในจำนวน  $693.33$  กิโลกรัมต่อไร่ ส่วนที่ระดับความเร็วในการเดินรถแทรกเตอร์เกียร์ 1 จะได้ปุ่ยคอกในปริมาณที่ต่ำกว่าปริมาณที่เหมาะสม และที่ระดับความเร็วในการเดินรถแทรกเตอร์ที่ระดับเกียร์ 3 จะได้ปุ่ยคอกในปริมาณที่มากเกินปริมาณที่เหมาะสม จึงเป็นความล้าเปลี่ยงที่เกินความจำเป็นนั่งเอง



รูปที่ 4.23 แสดงผลการเปรียบเทียบความสามารถจราจรใน  
การทำงานเชิงวัสดุของเครื่องต้นแบบ

จากรูปที่ 4.23 พบว่า ที่ระดับความเร็วในการเดินรถแทรกเตอร์เกียร์ 1 ตัว มีความสามารถจราจรในการทำงานเชิงวัสดุได้สูงกว่าที่เกียร์ 2 ตัว และเกียร์ 3 ตัว ตามลำดับ (779.74 630.93 และ 546.14 กิโลกรัมต่อชั่วโมง)

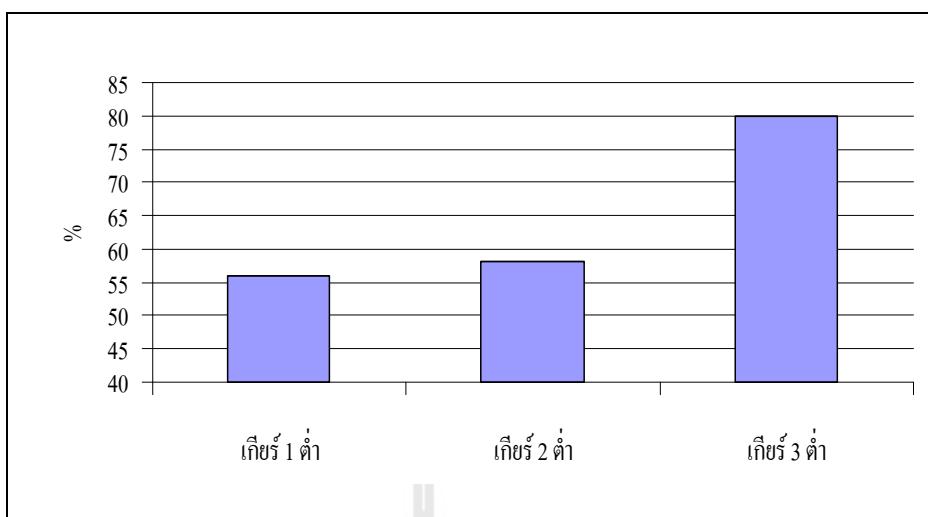
โดยสาเหตุที่ทำให้ที่ระดับความเร็วในการเดินรถแทรกเตอร์เกียร์ 1 ตัว มีความสามารถจราจรในการทำงานเชิงวัสดุได้สูงกว่าทั้งสองเกียร์ เพราะระดับความเร็วในการเดินรถที่ ซึ่กกว่าในสองระดับเกียร์ แต่ความสามารถในการลดปั๊กออกของเครื่องต้นแบบเท่ากันทุกระดับ ความเร็วเดินรถ จึงส่งผลให้ที่ระดับความเร็วเดินรถแทรกเตอร์ที่ซึ่กกว่ามีความหนาแน่นของปั๊กมากกว่าในระดับความเร็วในการเดินรถแทรกเตอร์ที่เร็วกว่านั่นเอง



รูปที่ 4.24 แสดงผลการเปรียบเทียบอัตราการสิ้นเปลือง  
น้ำมันเชื้อเพลิงของเครื่องดันแบบ

จากรูปที่ 4.24 พบร่วมกันว่า ที่ระดับความเร็วในการเดินรถแทรกเตอร์เกียร์ 1 ตัว มีอัตราการสิ้นเปลืองน้ำมันเชื้อเพลิงสูงกว่าที่เกียร์ 2 ตัว และเกียร์ 3 ตัว ตามลำดับ (3.46, 3.38 และ 3.2 ลิตรต่อไร่)

สาเหตุที่ระดับความเร็วในการเดินรถแทรกเตอร์เกียร์ 1 ตัว มีอัตราการสิ้นเปลืองน้ำมันเชื้อเพลิงสูงกว่าเกียร์ 2 ตัว และ 3 ตัว เพราะในการทำงานที่สภาพพื้นที่เหมือนกัน ขนาดแปลงเท่ากัน แต่ที่เกียร์ 1 ตัว ใช้เวลาในการทำงานมากกว่าที่เกียร์ 2 ตัว และเกียร์ 3 ตัว รวมถึงการเดินรถที่เกียร์ 1 ตัว เป็นสภาพที่รถแทรกเตอร์มีแรงดึงดักมากกว่าที่เกียร์ 2 ตัว และเกียร์ 3 ตัว ซึ่งเป็นสภาพที่เครื่องยนต์ต้องทำงานหนัก จึงส่งผลถึงอัตราการเผาผลาญน้ำมันเชื้อเพลิงที่มากกว่านั้นเอง



รูปที่ 4.25 แสดงผลการเปรียบเทียบประสิทธิภาพในการทำงานของเครื่องดันแบบ

จากรูปที่ 4.25 พบว่า ที่ความเร็วในการเดินรถแทรกเตอร์ระดับเกียร์ 3 ต่ำ มีประสิทธิภาพในการทำงานสูงกว่าที่ระดับเกียร์ 1 ต่ำ และเกียร์ 2 ต่ำ ตามลำดับ (80% 56% และ 32%) เพราะที่ความเร็วในการเดินรถแทรกเตอร์ระดับเกียร์ 3 ต่ำ ใช้เวลาในการทำงานน้อยกว่าที่ระดับเกียร์ 1 ต่ำ และ 2 ต่ำ

#### 4.5.5 แสดงผลของความหนาแน่นของดินสภาพแห้ง ภายหลังการบดอัด

ในการเปรียบเทียบความหนาแน่นของดินภายหลังการบดอัดในงานวิจัยนี้ เป็นการเปรียบเทียบระหว่างความหนาแน่นของดินภายหลังการบดอัดที่เกิดขึ้นจากการทำงานของรถแทรกเตอร์ที่ต่อพ่วงขอบหมุน กับความหนาแน่นของดินภายหลังการบดอัดที่เกิดขึ้นจากการทำงานของรถแทรกเตอร์ที่ต่อพ่วงเครื่องดันแบบเข้ากับขอบหมุน โดยที่ทั้งสองกรณีอยู่ภายใต้สภาพพื้นที่เดียวกัน เมื่อทำการหาค่าความหนาแน่นของดินภายหลังการบดอัด พบว่า ความหนาแน่นของดินภายหลังการบดอัดที่เกิดขึ้นจากการทำงานของรถแทรกเตอร์ที่ต่อพ่วงขอบหมุนมีค่าเท่ากับ 0.517 ตันต่อลูกบาศก์เมตร และความหนาแน่นของดินภายหลังการบดอัดที่เกิดขึ้นจากการทำงานของรถแทรกเตอร์ที่ต่อพ่วงเครื่องดันแบบเข้ากับขอบหมุนมีค่าเท่ากับ 0.472 ตันต่อลูกบาศก์เมตร

โดยสามารถที่ทำให้ความหนาแน่นของดินภายหลังการบดอัดที่เกิดขึ้นจากการทำงานของรถแทรกเตอร์ที่ต่อพ่วงเครื่องดันแบบเข้ากับขอบหมุนมีค่าต่ำกว่าความหนาแน่นของดินภายหลังการบดอัดที่เกิดขึ้นจากการทำงานของรถแทรกเตอร์ที่ต่อพ่วงขอบหมุน เพราะมีปัจจัยที่เกี่ยวข้องคือ น้ำหนักของรถแทรกเตอร์และอุปกรณ์ต่อพ่วง และจำนวนของเที่ยววิ่งของรถที่ผ่านพื้นที่

ทำงาน ซึ่งในงานวิจัยนี้ พบว่า เมื่อยังไม่ทำการต่อพ่วงเครื่องต้นแบบ น้ำหนักที่มีผลความดันที่เกิดขึ้น เนื่องจากการบดอัดดินของล้อยางจะมีเพียงน้ำหนักของรถแทรกรถบรรทุกเท่านั้นจำนวน เที่ยววิ่งในการเดินรถผ่านพื้นที่ทำงานก็จะเป็น 2 เที่ยว จากการใส่ปุ่มกดหนึ่งเที่ยวและการ ไถ แปรือกหนึ่งเที่ยว ถ้าทำการต่อพ่วงกับเครื่องต้นแบบแล้วนั้น น้ำหนักที่มีผลต่อความดันที่เกิดขึ้น เนื่องจากการบดอัดดินของล้อยางจะเพิ่มน้ำหนักของเครื่องต้นแบบเข้าไปด้วยจำนวนเที่ยววิ่งในการ เดินรถผ่านพื้นที่ทำงานลดลงเป็น 1 เที่ยว เนื่องจากน้ำหนักที่เพิ่มน้อยมากจึงไม่ส่งผลต่อความดัน ที่เกิดขึ้นเนื่องจากการบดอัดดินของล้อยาง แต่จำนวนของเที่ยววิ่งในการเดินรถผ่านพื้นที่ทำงานที่ ลดลงหนึ่งเท่าจึงเป็นปัจจัยที่ส่งผลให้ความหนาแน่นของดินภายหลังการบดอัดที่เกิดขึ้นจากการ ทำงานของรถแทรกรถบรรทุกที่ต่อพ่วงเครื่องต้นแบบเข้ากับรถบรรทุกนั้นเอง

#### **4.6 ผลการวิเคราะห์ทางเศรษฐศาสตร์**

ผู้วิจัยได้ทำการวิเคราะห์ผลทางเศรษฐศาสตร์อันประกอบไปด้วย

##### **4.6.1 การกำหนดราคาขายต่อหน่วยของเครื่องต้นแบบ**

คำนวณจากราคาร่วมของค่าวัสดุ อุปกรณ์สิ้นเปลือง และค่าแรงงานในการประกอบ เครื่อง ซึ่งเครื่องต้นแบบนี้สามารถขายได้ในราคาริ่มต้นที่ 19,800 บาท

##### **4.6.2 การหาระยะหักพื้นที่ที่เหมาะสมในการทำงานของเครื่องต้นแบบต่อปี**

การคำนวณในหัวข้อนี้จะเป็นการประมาณการถึงจำนวนพื้นที่ที่น้อยที่สุดที่เหมาะสม ในการทำงานสำหรับเกย์ตระกรที่นำเครื่องไปใช้งานจริง โดยการคำนวณสามารถคำนวณได้จาก 3 ส่วนคือ (1) ค่าใช้จ่ายคงที่ของเครื่องต่อปี ซึ่งประกอบด้วยค่าเสื่อมราคาของเครื่อง และค่าดอกเบี้ย (2) ค่าใช้จ่ายที่สามารถประยุกต์ได้หลังการทำงานด้วยเครื่องต้นแบบต่อไร่ และ (3) ค่าใช้จ่ายผันแปร ต่อไร่ของการทำงานของเครื่อง ซึ่งค่าใช้จ่ายผันแปรจะประกอบไปด้วย ค่าแรงงานคน ค่าน้ำมัน เชื้อเพลิงน้ำมันหล่อลื่น และค่าเชื้อมบำรุง จากข้อมูลข้างต้นเมื่อนำมาคำนวณหาพื้นที่ที่เหมาะสม พบว่าเครื่องต้นแบบนี้มีพื้นที่ที่น้อยที่สุดที่เหมาะสมกับการทำงานอยู่ที่ 47 ไร่ต่อปี

##### **4.6.3 การหาจุดคุ้มทุนของเครื่องต้นแบบ**

การหาระยะเวลาในการคืนทุนนี้จะเกี่ยวข้องกับราคาแรกซื้อของเครื่องต้นแบบ และ กำไรสุทธิเฉลี่ยที่ได้จากการใช้เครื่องต้นแบบในการทำงาน ซึ่งจากการคำนวณพบว่า เกย์ตระกรที่ใช้ เครื่องต้นแบบทำงานแทนแรงงานคนในพื้นที่ 47 ไร่ต่อปี

## บทที่ 5

### สรุปผลการวิจัยและข้อเสนอแนะ

ในบทนี้จะกล่าวถึง ผลการวิจัยโดยสรุปและข้อเสนอแนะในการดำเนินการวิจัยต่อไป โดยกล่าวถึงผลสรุปของการวิจัยในหัวข้อ 5.1 และกล่าวถึงข้อเสนอแนะในการดำเนินการทำวิจัยต่อไป เพื่อปรับปรุงและพัฒนาให้เครื่องมีความสามารถในการทำงานสูงขึ้นในหัวข้อ 5.2

#### 5.1 สรุปผลการวิจัย

งานวิจัยนี้เป็นการออกแบบและพัฒนาเครื่องโดยปุ่มกดต่อพ่วงบนขอบหมุนสำหรับการไถเตรียมดินในนาข้าว โดยมีแนวคิดมาจากความต้องการช่วยลดแรงงานในการใช้ปุ่มกด ลดค่าใช้จ่าย และลดการอัดแน่นของดินในขันตอนของการเตรียมดินปลูกข้าวของเกษตรกร

โดยผู้วิจัยได้มีการศึกษาข้อมูลที่จำเป็นต่อการออกแบบและพัฒนาเครื่องโดยปุ่มกดต่อพ่วงบนขอบหมุนสำหรับการไถเตรียมดินในนาข้าว เพื่อนำข้อมูลดังกล่าวไปทำการออกแบบและคำนวณหาขนาดของขันส่วนต่าง ๆ ของเครื่องที่เหมาะสมกับดินกำลัง จากนั้นได้มีการสร้างชุดจำลองเครื่องเพื่อทดสอบในภาชนะปุ่มกดที่เหมาะสมกับการนำไปสร้างเครื่องต้นแบบ โดยสามารถสรุปผลการวิจัยได้ดังนี้

จากการศึกษาข้อมูลที่จำเป็นต่อการออกแบบและพัฒนาเครื่องโดยปุ่มกดต่อพ่วงบนขอบหมุนสำหรับการไถเตรียมดินในนาข้าว พบร่วมกับลักษณะโดยทั่วไปของปุ่มกด เป็นเส้นเล็ก สันคล้ายเส้นไขข่องหอย และเป็นผุ่มผุ่ม 70% ของปุ่มกดสามารถผ่านตะแกรงที่มีขนาดของช่องเปิดของตะแกรงเท่ากับ 2 มิลลิเมตร ได้ ส่วน 30% ของปุ่มกดที่ไม่สามารถผ่านได้ เพราะเป็นปุ่มกดที่ยังคงมีการจับตัวกันเป็นก้อน และเมื่อนำปุ่มกดไปทดสอบกับในภาชนะปุ่ยในชุดจำลอง พบร่วมกับการชนิดรูปทรงตัวซีแบบ 6 ในภาคเหมาะสมกับการนำไปใช้กับเครื่องต้นแบบ และจากการทดสอบการทำงานของเครื่องต้นแบบ พบร่วมกับเครื่องต้นแบบนี้มีความเหมาะสมในการทำงานที่ความเร็วในการเดินรถเกียร์ 2 ตัว ( $1.67 \text{ km/hr}$ ) คือ มีความสามารถจริงในการทำงาน 0.91 ไร่ต่อชั่วโมง ความสามารถในการโดยปุ่มกด 693.33 กิโลกรัมต่อไร่ ความสามารถจริงในการทำงานเชิงวัสดุ 630.93 กิโลกรัมต่อชั่วโมง อัตราการสิ้นเปลืองน้ำมันเชื้อเพลิง 3.38 ลิตรต่อไร่ มีประสิทธิภาพในการทำงาน 58% ซึ่งอาจมิใช่ความเหมาะสมที่ดีที่สุด แต่เนื่องจากสามารถจ่ายปุ่มกดได้ในปริมาณเริ่มต้นที่เหมาะสมสำหรับการปรับปรุงดินในแปลงนา ความหนาแน่นของดินภายหลังการบดอัดที่เกิดขึ้นจากการทำงานของรถแทรกเตอร์ที่ต่อพ่วงขอบหมุนมี ค่าเท่ากับ 0.517 ตันต่อลูกบาศก์เมตร

และความหนาแน่นของคินภายในหลังการบดอัดที่เกิดขึ้นจากการทำงานของรถแทรกรถเตอร์ที่ต่อพ่วง เครื่องตันแบบเข้ากับขอบหมุนมีค่าเท่ากับ 0.472 ตันต่อลูกบาศก์เมตร ปัจจัยที่เกี่ยวข้องคือ น้ำหนักของรถแทรกรถเตอร์และอุปกรณ์ต่อพ่วง และจำนวนของเที่ยววิ่งของรถที่ผ่านพื้นที่ทำงาน กำลังที่เพลาของใบความปั๊ยคอกเมื่อรวมกับเพลาของใบมีดขอบหมุนแล้วขึ้นมีค่าต่ำกว่ากำลังงานจากเพลา จำนวนกำลังของรถแทรกรถเตอร์ตันกำลัง และเกยตระกรต้องใช้เครื่องนี้ทำงานปีละอย่างน้อย 47 ไร่ จึงจะคุ้มค่ากับการลงทุน

และเมื่อทำการวิจัยแล้วเสร็จ พบว่า งานวิจัยมีผลที่สอดคล้องตรงตามวัตถุประสงค์ที่ได้ตั้งไว้ในบทที่ 1 ดังนี้คือ

5.1.1 จาสวัตถุประสงค์ข้อที่ 1 ของการทำงานวิจัย เพื่อลดจำนวนแรงงานและขั้นตอนในการเตรียมดินปลูกข้าวน้ำ พนว่า เครื่องตันแบบเครื่องโรยปั๊ยคอกต่อพ่วงบนขอบหมุนสำหรับการไถเตรียมดินในนาข้าว สามารถลดแรงงานในขั้นตอนของการไถเตรียมดินในนาข้าวได้จริง คือ จากเดิมที่เกยตระกรต้องใช้แรงงานคนอย่างน้อย 2 คน ใน การขย้ายและใส่ปั๊ยคอกลงในนาข้าว และอีก 1 คน ในการขับรถแทรกรถเตอร์เพื่อทำการไถเตรียมดิน แต่เมื่อนำเครื่องตันแบบไปใช้งาน เกยตระกรสามารถทำงานได้ด้วยคนแรงงานคนเพียงหนึ่งคนเพื่อบนขย้ายปั๊ยคอกใส่ในถังบรรจุปั๊ยแล้ว จึงขับรถแทรกรถเตอร์ไปในแปลงนาเพื่อทำการใส่ปั๊ยคอกและไถเตรียมดินให้แล้วเสร็จ ได้

5.1.2 จาสวัตถุประสงค์ข้อที่ 2 ของการทำงานวิจัย เพื่อออกรูปแบบและพัฒนาเครื่องโรยปั๊ย คอกสำหรับการเตรียมดินปลูกข้าวน้ำ พนว่า การออกแบบเครื่องตันแบบนี้เป็นการออกแบบที่ง่าย ไม่ซับซ้อน ทึ้งรูปทรงและขั้นตอนการทำงาน เพื่อต้องการให้ง่ายต่อการใช้งานและการบำรุงรักษาของเกยตระกรผู้ใช้งานจริง

5.1.3 จาสวัตถุประสงค์ข้อที่ 3 ของการทำงานวิจัย เพื่อทดสอบเครื่องโรยปั๊ยคอกสำหรับ การเตรียมดินปลูกข้าว คือ เมื่อทำการสร้างเครื่องตันแบบของเครื่องโรยปั๊ยคอกต่อพ่วงขอบหมุน สำหรับการไถเตรียมดินในนาข้าวแล้วเสร็จ จึงได้ทำการทดสอบในแปลงทดสอบและพื้นที่ปฏิบัติงานจริง พนว่า เครื่องตันแบบสามารถทำงานได้ทั้งในแปลงทดสอบและพื้นที่ปฏิบัติงานจริง

## 5.2 ข้อเสนอแนะ

ปัญหาที่พบในการทำวิจัย คือ ปัญหาของการควบคุมการจ่ายปั๊ยคอก ซึ่งปัญหานี้ได้ส่งผล ต่อการทำงานของเครื่อง ซึ่งมีความสำคัญต่อปริมาณปั๊ยต่อพื้นที่ การแก้ปัญหาดังกล่าวของเครื่องโรยปั๊ยคอกต่อพ่วงขอบหมุนสำหรับการไถเตรียมดินในนาข้าวต้นแบบ นี้สามารถทำได้โดย

5.2.1 ต้องมีการออกแบบเพิ่มเติมในส่วนของระบบปิดเปิด ช่องจ่ายปั๊ย ที่ต้องสามารถปรับขนาดช่องปิดเปิด ได้แม่นยำมากขึ้น

5.2.2 เพิ่มใบตีกระยะปั้ยเพื่อลดการอัดตัวของปั้ยคอกก่อนถึงในภาชนะปั้ยคอก และสัญญาณแจ้งเตือนปริมาณปั้ยก่อนหมดในถังบรรจุ



## รายการอ้างอิง

กรมการข้าว กระทรวงเกษตรและสหกรณ์. (2554). การปลูกและการคุ้มครองข้าวและการใช้ปุ๋ยเคมีในนาข้าว[ออนไลน์]. [ได้จาก : [http://www.brrd.in.th/rkb/data\\_004/rice\\_xx2-04\\_manage\\_index.html](http://www.brrd.in.th/rkb/data_004/rice_xx2-04_manage_index.html)]

กรมการค้าต่างประเทศ. (2554). การส่งออกข้าว. [ออนไลน์]. [ได้จาก : [www.dft.moc.go.th](http://www.dft.moc.go.th)]  
จักรกฤษ ตั้งรัตน โภสกณ สุพิชญ์ ไตรภพภูมิ และ วรพจน์ วิศรุตนาถ. (2544). การออกแบบระบบส่งกำลังและช่วงล่างของเครื่องหัวน้ำปั๊ยกอก. ปริญานิพนธ์วิศวกรรมศาสตรบัณฑิต : มหาวิทยาลัยธรรมศาสตร์ศูนย์รังสิต.ปทุมธานี.

จิราภรณ์ เบญจประกายรัตน์. (2542). เครื่องจักรกลเกษตรเพื่อการเตรียมดิน. คณะวิศวกรรมศาสตร์ สถาบันเทคโนโลยีพระจอมเกล้าเจ้าคุณทหาร ลาดกระบัง. กรุงเทพฯ.

จำลอง กกรัมย์. (2538). ปั๊ยอินทรีย์ : วารสารดินและปั๊ย. ปีที่ 68 ฉบับที่ 1 มกราคม - กุมภาพันธ์ 2538. กรุงเทพฯ.

ชญานิน อารมณ์รัตน์ ประพัฒน์ ผิวพลอยงาม และ วรุตม์ เมฆมาสิน. (2544). การทดสอบการกระจายปั๊ยกอกโดยใช้แบบจำลองเครื่องหัวน้ำปั๊ยกอก. ปริญานิพนธ์วิศวกรรมศาสตรบัณฑิต : มหาวิทยาลัยธรรมศาสตร์ ศูนย์รังสิต. ปทุมธานี.

ทวี คุปต์กาญจนากุล. (2541). การเพิ่มผลผลิตข้าวขาวด้วยมะลิ 105 โดยวิธีการเขตกรรม. วารสารวิชาการ เกษตร. ปีที่ 16 ฉบับที่ 2 พฤษภาคม - สิงหาคม 2541.หน้า 144 - 151.

ธงชัย มาลา. (2546). ปั๊ยอินทรีย์และปั๊ยชีวภาพ : เทคนิคการผลิตและการใช้ประโยชน์. สำนักพิมพ์มหาวิทยาลัยเกษตรศาสตร์. กรุงเทพฯ.

บัณฑิต จริโนภาส. (2545). สมบัติทางกายภาพของผลิตภัณฑ์เกษตร ภาค 1: ทฤษฎี. ภาควิชา วิศวกรรมเกษตร คณะวิศวกรรมศาสตร์ มหาวิทยาลัยเกษตรศาสตร์. นครปฐม.

ปานมนัส ศิริสมบูรณ์. (2538). สมบัติทางกายภาพและวิศวกรรมของชีววัสดุ. คณะวิศวกรรมศาสตร์ สถาบันเทคโนโลยีพระจอมเกล้าเจ้าคุณทหาร ลาดกระบัง. กรุงเทพฯ .

พันทิภา อินทริชัย. (2535). เครื่องทุ่นแรงฟาร์มภาค 2. ศูนย์ฝึกอบรมวิศวกรรมเกษตร. ปทุมธานี .

พงค์เทพ อินตะริกานนท์. (2543). เสนอเรื่องทิศทางการวิจัยและการใช้ปุ๋ยในอนาคต. วารสารเกษตรกรรมเกษตร. หน้า 152-156.

มงคล กวางงาโภกาส. (2544). การศึกษาออกแบบสร้างและทดสอบอุปกรณ์เครื่องดินเพื่อทำเทือกนาชนิดพ่วงติดรถไถชนิดนั่งขับ. สถาบันวิจัยและพัฒนา : มหาวิทยาลัยเกษตรศาสตร์. กรุงเทพฯ.

มูลนิธิข้าวไทย ในพระบรมราชูปถัมภ์. (2554). รู้เรื่องข้าว. [ออนไลน์]. ได้จาก : [www.thairice.org](http://www.thairice.org)

ยงยุทธ โอดสตสภ. (2527). หลักการใช้ปุ๋ยข้าว. สถาบันวิจัยข้าว กรมวิชาการเกษตร. กรุงเทพฯ.

รุ่งเรือง กาลศิริศิลป์. (2545). การจัดการเครื่องต้นกำลังและเครื่องจักรกลเกษตร. ภาควิชาชีวกรรม เครื่องจักรกลเกษตร คณะวิศวกรรมและเทคโนโลยีการเกษตร สถาบันเทคโนโลยีราชมงคล. ปทุมธานี.

วริทธิ์ อึ้งภากรณ์ และ ชาญ ณัดงาน. (2541). การออกแบบเครื่องจักรกล. ชีเอ็คเมดชั่น. กรุงเทพฯ.

วินิต ชินสุวรรณ. (2530). เครื่องจักรกลเกษตรและการจัดการเบื้องต้น. ภาควิชาชีวกรรมเกษตร คณะวิศวกรรมศาสตร์ มหาวิทยาลัยขอนแก่น. ขอนแก่น.

ศรีพงศ์ ตั้งรัตน์ โสภณ. (2544). การออกแบบกระบวนการ ชุดโซ่ล่าเลียง และใบพัดของเครื่องหัวน้ำปั้ย คอก. ปริญญาบัณฑิตวิศวกรรมศาสตรบัณฑิต : มหาวิทยาลัยธรรมศาสตร์ ศูนย์รังสิต.

ศูนย์เมล็ดพันธุ์ข้าวชลบุรี. (2554). การใส่ปุ๋ยและปรับปรุงดิน. [ออนไลน์]. ได้จาก : <http://cbr-rsc.cbr.rsc@ricethailand.go.th/his.htm>

สมชาย ปกร โนนค์. (2522). เครื่องจักรกลเกษตร : หลักการเบื้องต้น. ห้างหุ้นส่วนจำกัด โรงพิมพ์ รุ่งเกียรติ. ขอนแก่น.

สมชาย องค์ประเสริฐ .(2531). เอกสารคำสอนวิชาปั้นพิวิทยาเบื้องต้น. ภาควิชาดินและปูย คณะ พลิตรกรรมการเกษตร สถาบันเทคโนโลยีการเกษตรแม่โจ้. เชียงใหม่. หน้า 121 - 170.

สมาคมผู้ส่งออกข้าวไทย. (2554). ผลผลิตข้าว. [ออนไลน์]. ได้จาก : [www.thairiceexporters.or.th](http://www.thairiceexporters.or.th)  
สำนักวิจัยและพัฒนาข้าว. (2553). การเพาะปลูกข้าว.[ออนไลน์]. ได้จาก : [www.ricethailand.go.th/info\\_riceknowledge.htm](http://www.ricethailand.go.th/info_riceknowledge.htm).

อนุตร จำลองกุล. (2551). ทฤษฎีของระบบดิน - เครื่องจักรกล. ภาควิชาชีวกรรมเกษตร คณะ วิศวกรรมศาสตร์ มหาวิทยาลัยเทคโนโลยีราชมงคลชั้นนำ. ปทุมธานี.

Gill, W. R. and Vanden Berg, G. E. (1968). Soil Dynamics in Tillage and Traction. U. S. Government Printing Office. Washington, D. C.,

Gordon, S. (1969). **Farm Machine Design Engineering**. Paper.

Mc kyes, E. (1985). **Soil Cutting and Tillage**. Elsevier Science Publishing Company Inc., New York.

Mc Kyes, E. (1989). **Agricultural Engineering Soil Mechanics**. Elsevier Science Publishing Company Inc., New York.

Khurmi, R.S. and Gupta, J.K. (2005). **A Textbook of Machine Design**. S. Chand Publisher. 13<sup>th</sup> Edition.





ภาคผนวก ก

การวิเคราะห์โครงสร้างด้วยโปรแกรม

นักวิทยาลัยเทคโนโลยีสุรินทร์

### ก. 1 ผลการวิเคราะห์จุดศูนย์ตัวของเครื่องต้นแบบ

```

Output coordinate System: -- default --
Mass = 30295.62 grams
Volume = 30295618.48 cubic millimeters
Surface area = 19655073.09 millimeters^2
Center of mass: ( millimeters )
  X = 130.80
  Y = -68.59
  Z = -542.87

Principal axes of inertia and principal moments of inertia: ( grams * square millimeters )
Taken at the center of mass.
  Ix = (-0.04, 0.04, 1.00)    Px = 10139208333.85
  Iy = (-0.01, -1.00, 0.04)   Py = 11561615318.26
  Iz = (1.00, -0.01, 0.04)    Pz = 19546780362.12

Moments of inertia: ( grams * square millimeters )
Taken at the center of mass and aligned with the output coordinate system.
  Lxx = 19527998253.23    Lxy = 39957533.00 Lxz = -417336123.32
  Lyx = 39957533.00 Lyy = 11559513937.96    Lyz = 59332656.52
  Lzx = -417336123.32    Lzy = 59332656.52 Lzz = 10160091823.03

Moments of inertia: ( grams * square millimeters )
Taken at the output coordinate system.
  Ixx = 28598875017.57    Ixy = -231839626.99    Ixz = -2568601501.36
  Iyx = -231839626.99    Iyy = 21006213487.61    Iyz = 1187367463.15
  Izx = -2568601501.36    Izy = 1187367463.15    Izz = 10820953041.94

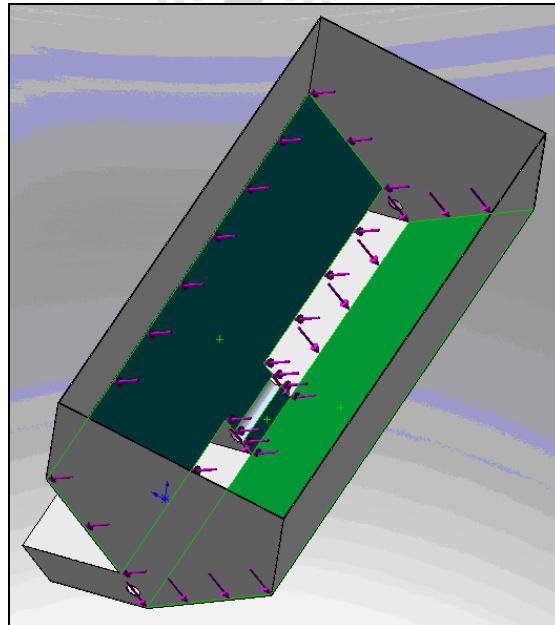
```

ตารางที่ ก.1 แสดงข้อมูลในการคำนวณโครงสร้างของถังบรรจุปุ๋ยด้วยโปรแกรม CosmosXpress

Mesh Information	
Mesh Type:	Solid mesh
Mesher Used :	Standard
Automatic Transition :	Off
Smooth Surface :	On
Jacobian Check :	4 Points
Element Size :	26.17 mm
Tolerance :	1.3085 mm
Quality :	High
Number of elements :	52344
Number of nodes :	105616

ตารางที่ ก.2 แสดงคุณสมบัติทางกลของวัสดุที่ใช้ทำถังบรรจุน้ำยา

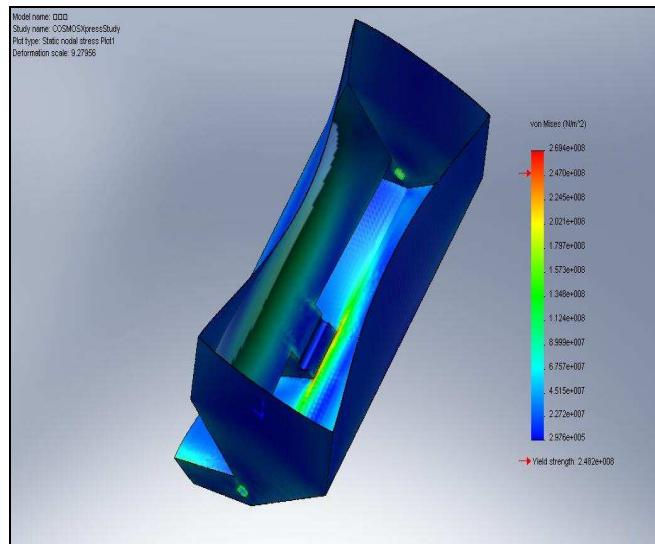
Property Name	Value	Units
Elastic modulus	2.00E+11	N/m <sup>2</sup>
Poisson's ratio	0.32	NA
Shear modulus	7.60E+10	N/m <sup>2</sup>
Mass density	7800	kg/m <sup>3</sup>
Tensile strength	4.83E+08	N/m <sup>2</sup>
Yield strength	2.48E+08	N/m <sup>2</sup>
Thermal expansion coefficient	1.20E-05	/Kelvin
Thermal conductivity	30	W/(m.K)
Specific heat	500	J/(kg.K)



รูปที่ ก.1 แสดงตำแหน่งของแรงที่กระทำต่อถังบรรจุน้ำยา

ก. 2 ผลการวิเคราะห์ความเค้นที่เกิดกับถังบรรจุน้ำยาคง

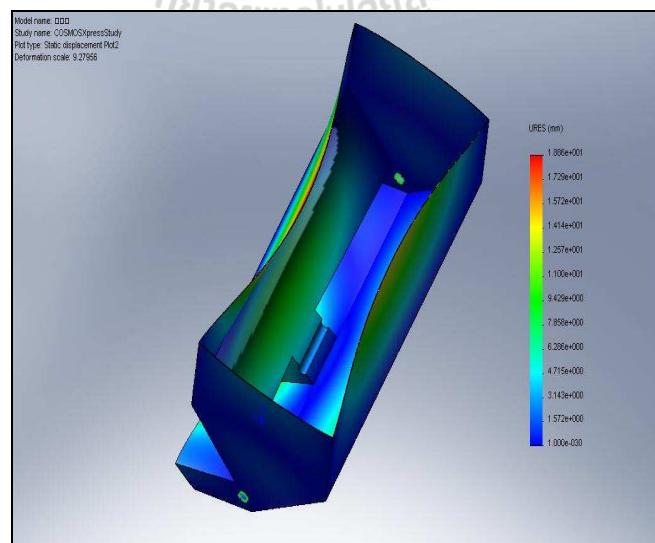
พบว่ามีค่า Min Stress =  $297568 \text{ N/m}^2$  Max Stress =  $2.69389 \times 10^8 \text{ N/m}^2$



รูปที่ ก.2 แสดงผลการวิเคราะห์ความเค้น

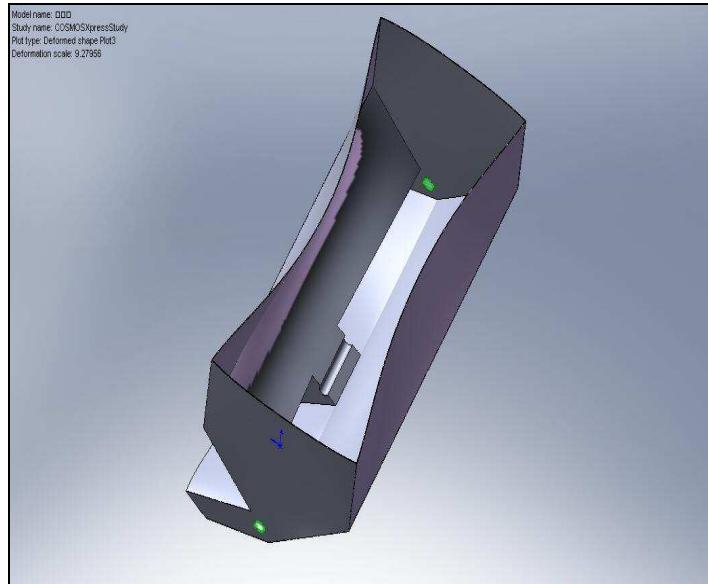
ก. 3 ผลการวิเคราะห์ Displacement ที่เกิดกับถังบรรจุน้ำยาคง

พบว่ามีค่า Max Displacement = 18.8587 mm



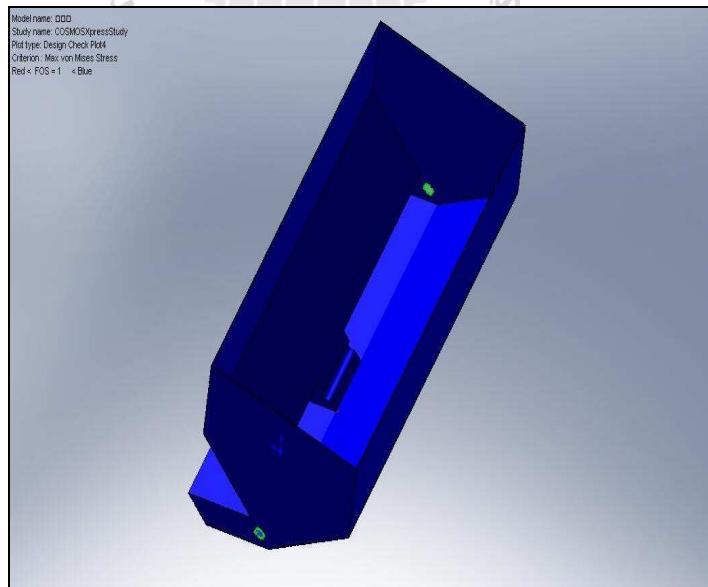
รูปที่ ก.3 แสดงผลการวิเคราะห์ Displacement

ก. 4 ผลการวิเคราะห์ Deformation ที่เกิดกับถังบรรจุปุ๋ยคอก



รูปที่ ก.4 แสดงผลการวิเคราะห์ Deformation

ก. 5 ผลการวิเคราะห์ Design Check ที่เกิดกับถังบรรจุปุ๋ยคอก



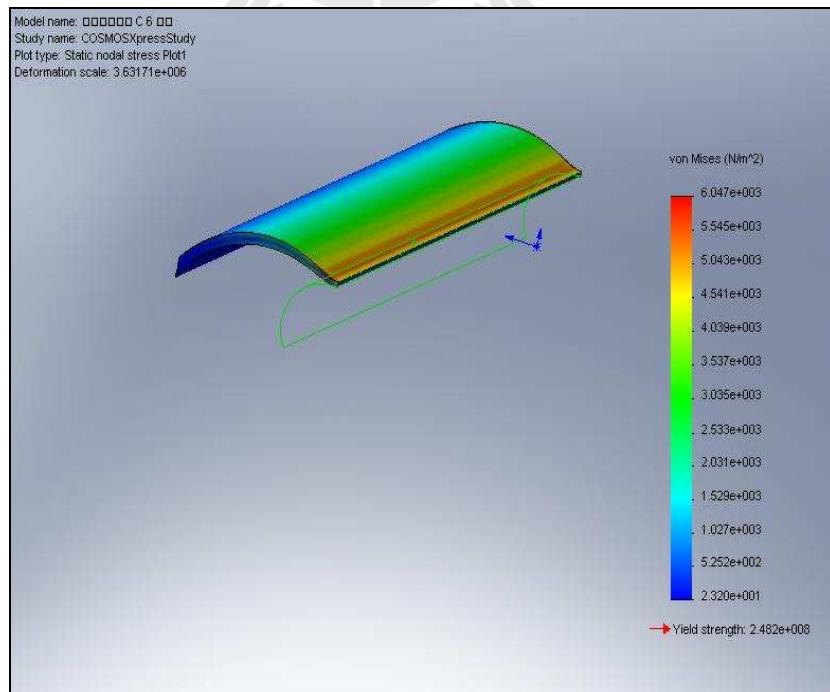
รูปที่ ก.5 แสดงผลการวิเคราะห์ Design Check

ตารางที่ ก.3 ข้อมูลในการคำนวณ โครงสร้างของใบภาคปุ่ยด้วยโปรแกรม CosmosXpress

Mesh Information	
Mesh Type	Solid mesh
Mesher Used	Standard
Automatic Transition	Off
Smooth Surface	On
Jacobian Check	4 Points
Element Size	5.3451 mm
Tolerance	0.26726 mm
Quality	High
Number of elements	10731
Number of nodes	22404

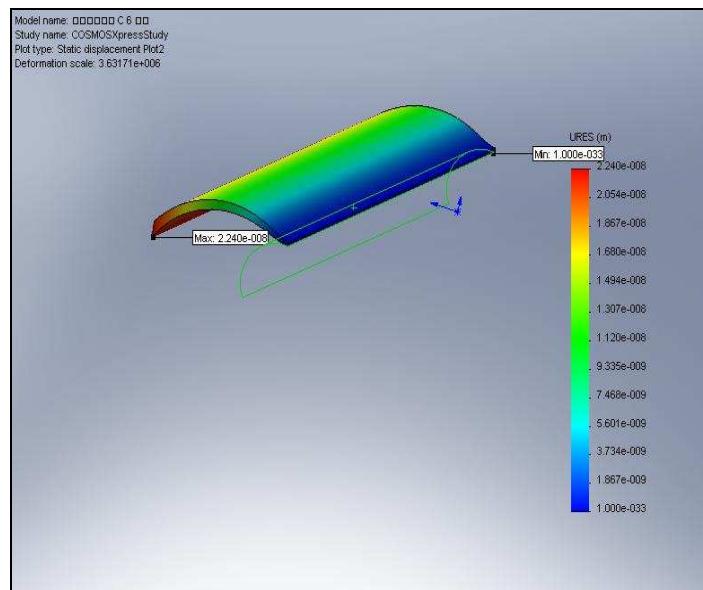
ก. 6 ผลการวิเคราะห์ความเค้นที่เกิดกับใบภาคปุ่ยคอก

$$\text{พบว่ามีค่า Min Stress} = 6.047\text{e+003} \frac{N}{m^2} \quad \text{Max Stress} = 2.32\text{e+001} \frac{N}{m^2}$$



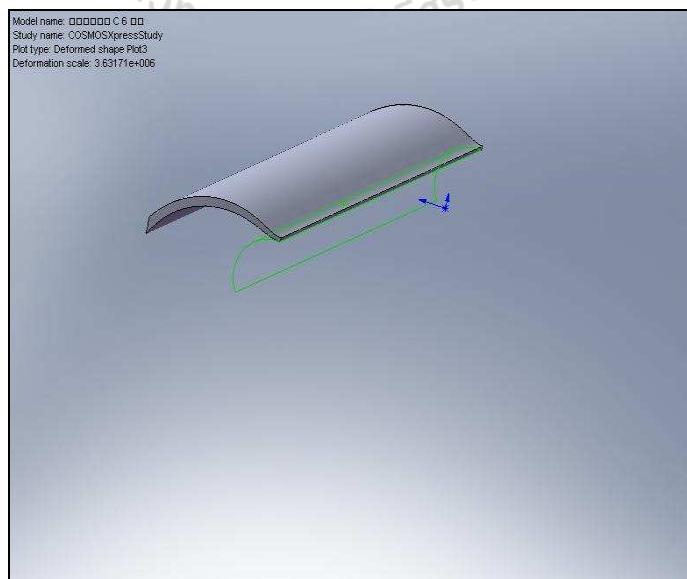
รูปที่ ก.6 แสดงผลการวิเคราะห์ความเค้นของใบภาคปุ่ยคอก

ก. 6 ผลการวิเคราะห์ Displacement ที่เกิดกับในภาชนะปั้ยคอก  
พบว่ามีค่า Max Displacement = 22.04 mm



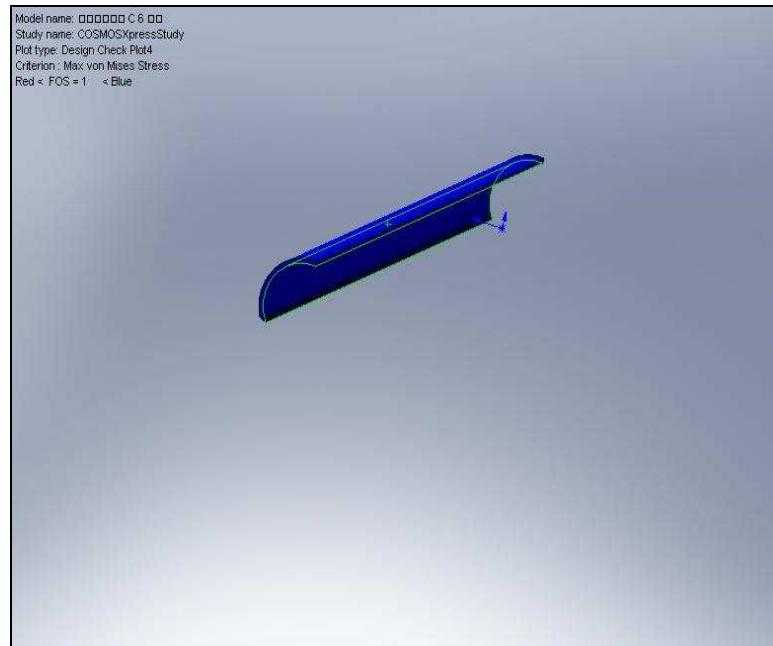
รูปที่ ก.7 แสดงผลการวิเคราะห์ Displacement ของในภาชนะปั้ยคอก

ก. 7 ผลการวิเคราะห์ Deformation ที่เกิดกับในภาชนะปั้ยคอก



รูปที่ ก.8 แสดงผลการวิเคราะห์ Deformation ของในภาชนะปั้ยคอก

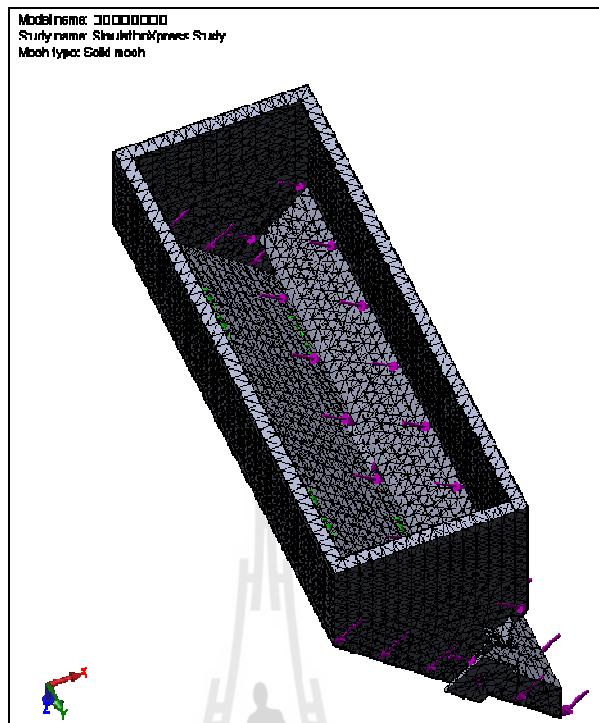
ก. 8 ผลการวิเคราะห์ Design Check ที่เกิดกับในภาคปุ่ยคอน



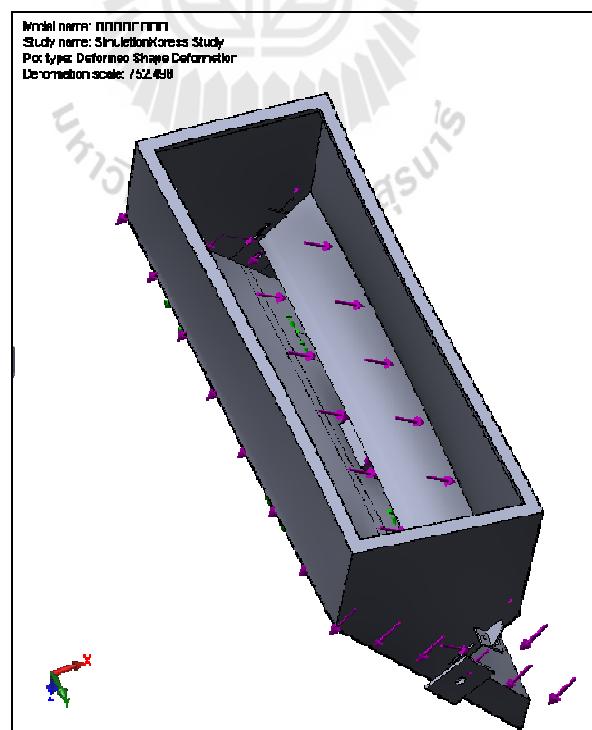
รูปที่ ก.9 แสดงผลการวิเคราะห์ Design Check ของในภาคปุ่ยคอน

ตารางที่ ก.4 ข้อมูลในการคำนวณ โครงสร้างของถังบรรจุปุ่ยด้วยโปรแกรม CosmosXpress

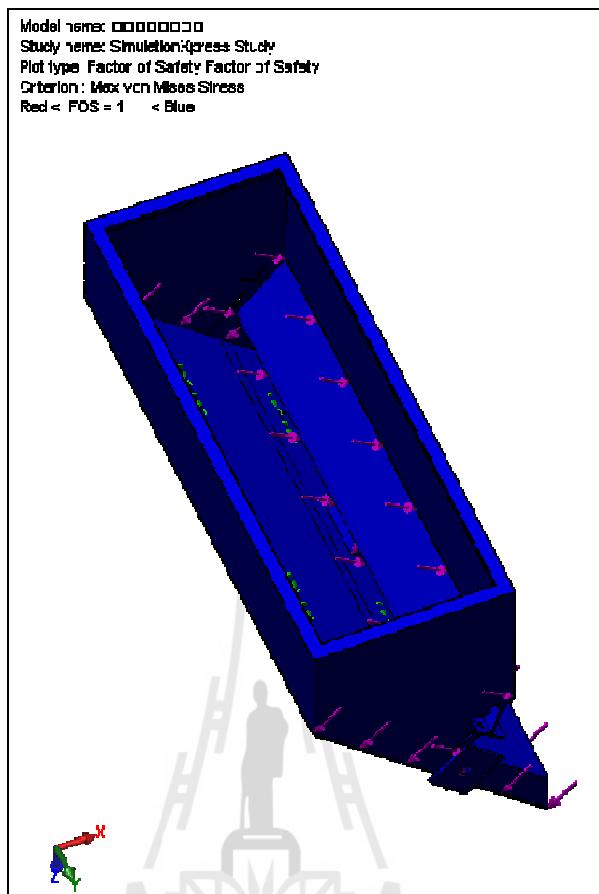
Mesh Information	
Mesh Type	Solid Mesh
Mesher Used	Standard mesh
Automatic Transition	Off
Smooth Surface	On
Jacobian Check	4 Points
Element Size	39.82 mm
Tolerance	1.991 mm
Quality	High
Number of elements	21098
Number of nodes	42911



รูปที่ ก.10 แสดงการแบ่ง Mesh ของถังบรรจุและแรงที่กระทำต่อถังบรรจุ



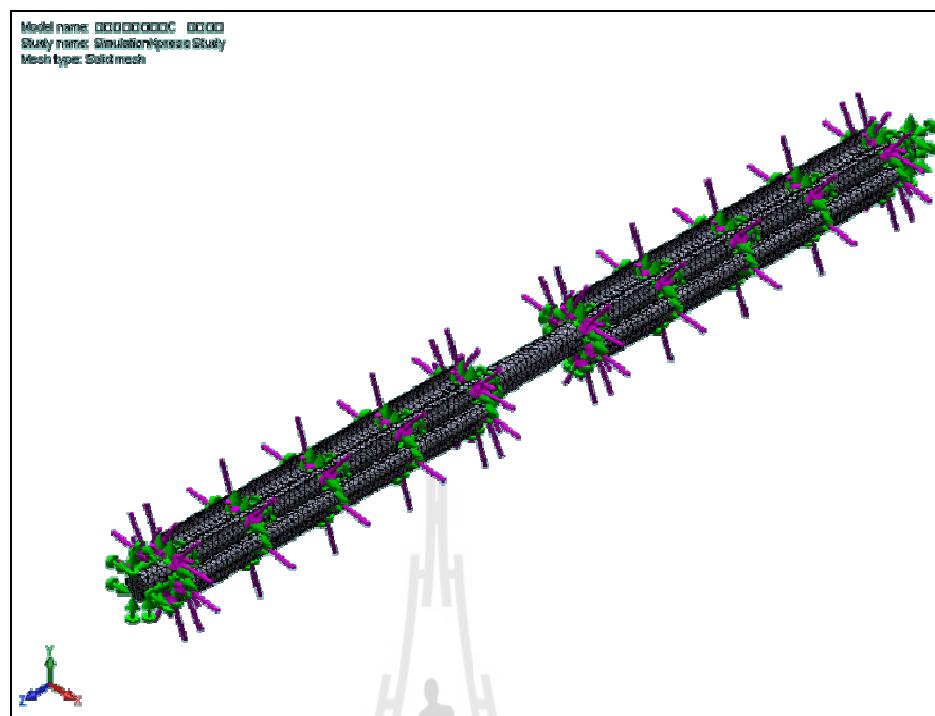
รูปที่ ก.11 แสดงการเปลี่ยนแปลงรูปร่างของถังบรรจุภายหลังได้รับแรงกระทำ



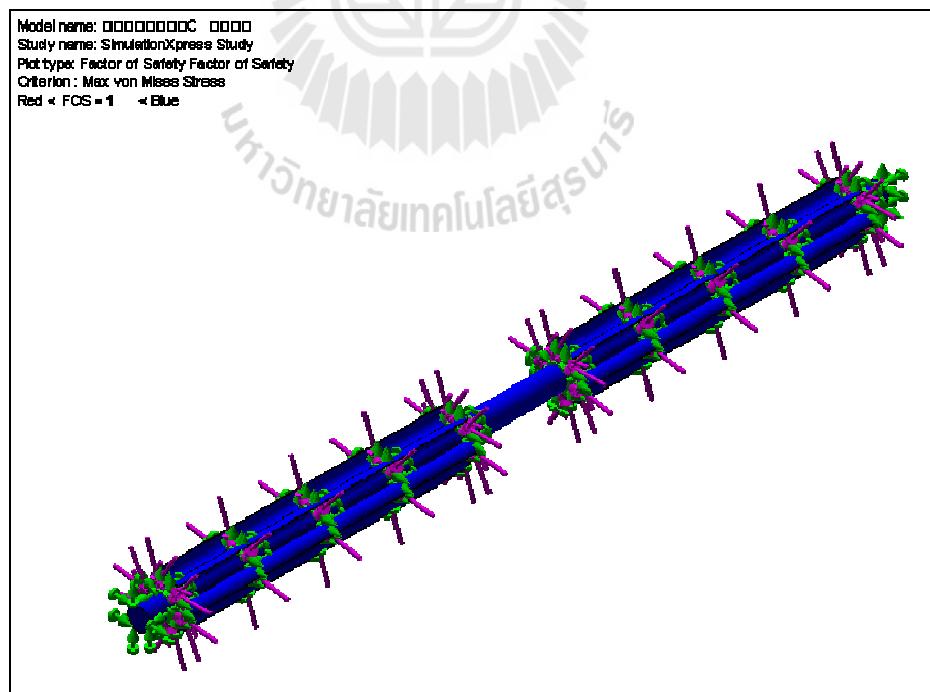
รูปที่ ก.12 แสดงถึงความปลดภัยของการออกแบบจากการคำนวณ

ตารางที่ ก.5 ข้อมูลในการคำนวณโครงสร้างของในภาคปุ่ยด้วยโปรแกรม CosmosXpress

Mesh Information	
Mesh Type	Solid Mesh
Mesher Used	Standard mesh
Automatic Transition	Off
Smooth Surface	On
Jacobian Check	4 Points
Element Size	9.4035 mm
Tolerance	0.47017 mm
Quality	High
Number of elements	35572
Number of nodes	64564



รูปที่ ก.13 แสดงการแบ่ง Mesh ของใบภาคปุ่ยและแรงที่กระทำต่อใบภาคปุ่ย



รูปที่ ก.14 แสดงถึงความปลดปล่อยของการออกแบบจากการคำนวณ





รูปที่ ข.1 แสดงตะแกรงแยกขนาดปุ๋ย kok



รูปที่ ข.2 แสดงลักษณะของปุ๋ยคอกที่ไม่สามารถผ่านตะแกรงร่อน No.10



รูปที่ ข.3 แสดงลักษณะของปุ๋ยคอกที่สามารถผ่านตะแกรงร่อน No.10



รูปที่ ข.4 แสดงลักษณะของปุ๋ยคอกที่สามารถผ่านตะแกรงร่อน No.



รูปที่ ข.5 แสดงลักษณะของปุ๋ยคอกที่สามารถผ่านตะแกรงร่อน No.35



รูปที่ ข.6 แสดงลักษณะของปุ๋ยคอกที่สามารถผ่านตะแกรงร่อน No.60



รูปที่ ข.7 แสดงลักษณะของปุ๋ยคอกที่สามารถผ่านตะแกรงร่อน No.140



รูปที่ ข.8 แสดงเครื่องมือทดสอบสัมประสิทธิ์ความเสียดทานของปุ๋ยคอก



รูปที่ ข.9 แสดงการบรรจุปุ๋ย kokalong ในชุดทดสอบ



รูปที่ ข.10 แสดงการทดสอบความสามารถของใบกาดปุ๋ยในชุดทดสอบ



รูปที่ ข.11 แสดงการทดสอบการกระจายตัวของปุ๋ยออกจากเครื่องต้นแบบ



รูปที่ ข.12 แสดงการแบ่งพื้นที่การกระจายตัวของปุ๋ยออกจากเครื่องต้นแบบ



รูปที่ ข.13 แสดงสุ่มเก็บตัวอย่างปูยคอกจากการทดสอบกระจายตัวของปูยคอกจากเครื่องตันแบบ



รูปที่ ข.14 แสดงการชั่งน้ำหนักปูยคอกที่ได้จากการสุ่มเก็บตัวอย่าง การกระจายตัวของปูยคอกจากเครื่องตันแบบ



รูปที่ ข.15 แสดงด้านข้างของเครื่องตันแบบที่คิดตั้งเรียบร้อย



รูปที่ ข.16 แสดงตัวบังคับการเปิด – ปิด ช่องจ่ายปุ๋ยในเครื่องตันแบบ



รูปที่ ข.17 แสดงการดัดครองสายพานล่างกำลังในเครื่องต้นแบบ



รูปที่ ข.18 แสดงเทปุ่ยคอกลงในถังบรรจุปุ่ยที่เครื่องต้นแบบ



รูปที่ ข.19 แสดงลักษณะการไหหล่องปุ๋ยออกจากเครื่องตีนแบบ



รูปที่ ข.20 แสดงลักษณะการไหหล่องปุ๋ยออกจากเครื่องตีนแบบในแปลงทดลอง



รูปที่ ข.21 แสดงการทดสอบการทำงานของเครื่องดันแบบในแปลงทดสอบ



รูปที่ ข.22 แสดงการปรับแต่งเครื่องในระหว่างการทดสอบในแปลงทดสอบ



รูปที่ ข.23 แสดงการวัดขนาดพื้นที่ในแปลงทดลอง



รูปที่ ข.24 แสดงการวัดพื้นที่ในแปลงทดลอง



รูปที่ ข.25 แสดงการทดสอบการฉุดลากในแปลงทดสอบ



รูปที่ ข.26 แสดงลักษณะของดินก่อนการทำงานของเครื่องในแปลงทดสอบ



รูปที่ ข.27 แสดงลักษณะของดินหลังการทำางานของเครื่องในแปลงทดลอง



รูปที่ ข.28 แสดงลักษณะของดินก่อน – หลังการทำางานของเครื่องในแปลงทดลอง



ภาคผนวก ๑

การคำนวณเกี่ยวกับผลการทดสอบ

นิตย์ศรีสุราษฎร์

ตารางที่ ค.1 แสดงข้อมูลที่ได้จากแปลงทดลอง

ระดับเกียร์	ครั้งที่ทดลอง	เวลาในการวิ่งทั้งหมด (นาที)	เวลาในการเดี่ยวหัวแบล็ง (นาที)	เวลาในการปรับแต่งเครื่อง (นาที)	จำนวนปุ่ยที่ใช้ (ถุง)	น้ำมันเชื้อเพลิงที่สูญเสีย (ลิตร)
เกียร์ 1 ต่ำ	1	27.41	11.12	0.56	19	3.5
	2	24.39	10.04	1.39	15	3.66
	3	26.35	9.37	1.04	16	3.23
	เฉลี่ย	26.05	10.18	1	17	3.46
เกียร์ 2 ต่ำ	1	23.45	7.43	2.45	12	3.49
	2	25.32	7.1	1.57	14	3.28
	3	25.01	7.23	2.16	14	3.37
	เฉลี่ย	24.59	7.25	2.06	13	3.38
เกียร์ 3 ต่ำ	1	18.09	5.01	2.31	10	3.11
	2	17.35	3.51	2.15	7	3
	3	17.23	4.3	2.44	6	3.5
	เฉลี่ย	17.56	4.27	2.3	8	3.2

1. ความสามารถจริงในการทำงาน (Effective field capacity,  $C_a$ ), (ไร่ต่อชั่วโมง)

$$C_a = \frac{A}{T_t}$$

เมื่อ  $C_a$  = ความสามารถจริงในการทำงาน (ไร่ต่อชั่วโมง)  
 $A$  = พื้นที่ในการทำงาน (ไร่)  
 $T_t$  = เวลาที่ใช้ในการทำงานทั้งหมด (ชั่วโมง)

### 1.1 ที่เกียร์ 1 ตัว

เมื่อ  $A = 600$  ตารางเมตร  $T_t = 26.05$  นาที

$$\text{แทนค่า } C_a = \frac{600m^2 \times \frac{1rai}{1,600m^2}}{26.05 \text{ min} \times \frac{1hr}{60 \text{ min}}} = 0.86 \text{ ไร่ ต่อ ชั่วโมง}$$

### 1.2 ที่เกียร์ 2 ตัว

เมื่อ  $A = 600$  ตารางเมตร  $T_t = 24.59$  นาที

$$\text{แทนค่า } C_a = \frac{600m^2 \times \frac{1rai}{1,600m^2}}{24.59 \text{ min} \times \frac{1hr}{60 \text{ min}}} = 0.91 \text{ ไร่ ต่อ ชั่วโมง}$$

### 1.3 ที่เกียร์ 3 ตัว

เมื่อ  $A = 600$  ตารางเมตร  $T_t = 17.56$  นาที

$$\text{แทนค่า } C_a = \frac{600m^2 \times \frac{1rai}{1,600m^2}}{17.56 \text{ min} \times \frac{1hr}{60 \text{ min}}} = 1.28 \text{ ไร่ ต่อ ชั่วโมง}$$

## 2. ประสิทธิภาพในการทำงาน (%)

$$E_f = \frac{T_e}{T_t} \times 100$$

- เมื่อ  $E_f$  = ประสิทธิภาพในการทำงาน (%)  
 $T_e$  = เวลาที่ใช้ในการปฏิบัติงานจริง (ชั่วโมง)  
 $T_t$  = เวลาที่เครื่องจักรใช้ในการปฏิบัติงานทั้งหมด รวมทั้งเวลาที่สูญเสียเนื่องจากการเดี้ยว การหยุด และการปรับตั้งเครื่องจักร (ชั่วโมง)

### 2.1 ที่เกียร์ 1 ตำแหน่ง

$$\text{เมื่อ } T_e = 14.57 \text{ นาที } T_t = 26.05 \text{ นาที}$$

$$\text{แทนค่า } E_f = \frac{14.57 \text{ min} \times \frac{1\text{hr}}{60\text{ min}}}{26.05 \text{ min} \times \frac{1\text{hr}}{60\text{ min}}} \times 100 = 56.04\% \approx 56\%$$

### 2.2 ที่เกียร์ 2 ตำแหน่ง

$$\text{เมื่อ } T_e = 14.32 \text{ นาที } T_t = 24.59 \text{ นาที}$$

$$\text{แทนค่า } E_f = \frac{14.32 \text{ min} \times \frac{1\text{hr}}{60\text{ min}}}{24.59 \text{ min} \times \frac{1\text{hr}}{60\text{ min}}} \times 100 = 57.51\% \approx 58\%$$

### 2.3 ที่เกียร์ 3 ตำแหน่ง

$$\text{เมื่อ } T_e = 12.09 \text{ นาที } T_t = 17.56 \text{ นาที}$$

$$\text{แทนค่า } E_f = \frac{12.09 \text{ min} \times \frac{1\text{hr}}{60\text{ min}}}{17.56 \text{ min} \times \frac{1\text{hr}}{60\text{ min}}} \times 100 = 80.24\% \approx 80\%$$

## 3. อัตราการสิ้นเปลืองน้ำมันเชื้อเพลิง (ลิตรต่อไร่)

= ปริมาณเชื้อเพลิงทั้งหมด(ลิตร) / พื้นที่ในการทำงานจริง(ไร่)

### 3.1 ที่เกียร์ 1 ตำแหน่ง

$$\text{เมื่อ } \text{ปริมาณเชื้อเพลิงทั้งหมด} = 1.3 \text{ ลิตร}$$

$$\text{พื้นที่ในการทำงานจริง} = 600 \text{ ตารางเมตร}$$

$$\text{แทนค่า } \text{อัตราการสิ้นเปลืองน้ำมันเชื้อเพลิง}$$

$$= \frac{1.3 \text{ litre}}{600m^2 \times \frac{1rai}{1600m^2}} = 3.46 \text{ ลิตร ต่อ ไร่}$$

### 3.2 ที่เกี่ยร์ 2 ต่ำ

เมื่อ      ปริมาณเชื้อเพลิงทั้งหมด = 1.4    ลิตร  
 แทนค่า    อัตราการสิ้นเปลืองน้ำมันเชื้อเพลิง

$$= \frac{1.27 \text{ litre}}{600m^2 \times \frac{1rai}{1600m^2}} = 3.38 \text{ ลิตร ต่อ ไร่}$$

### 3.3 ที่เกี่ยร์ 3 ต่ำ

เมื่อ      ปริมาณเชื้อเพลิงทั้งหมด =        1.2    ลิตร  
 แทนค่า    อัตราการสิ้นเปลืองน้ำมันเชื้อเพลิง

$$= \frac{1.2 \text{ litre}}{600m^2 \times \frac{1rai}{1600m^2}} = 3.2 \text{ ลิตร ต่อ ไร่}$$

## 4. ความสามารถในการโดยปุ่ยคอกต่อพื้นที่ (กิโลกรัมต่อไร่)

= ปุ่ยที่ใช้ในการทดสอบ(กิโลกรัม) / พื้นที่ในการทำงานจริง (ไร่)

### 4.1 ที่เกี่ยร์ 1 ต่ำ

เมื่อ      ใช้ปุ่ย = 17 ถุง (ปุ่ยคอก 1 ถุง = 20 กิโลกรัม)  
 พื้นที่ในการทำงานจริง = 600 ตารางเมตร  
 แทนค่า    ความสามารถในการโดยปุ่ยคอกต่อพื้นที่

$$= \frac{17 \times 20kg}{600m^2 \times \frac{1rai}{1600m^2}} = 906.67 \text{ กิโลกรัม ต่อ ไร่}$$

#### 4.2 ที่เกียร์ 2 ต่ำ

เมื่อ      ใช้ปุ่ย = 13 ถุง (ปุ่ยละ 1 ถุง = 20 กิโลกรัม)  
แทนค่า ความสามารถในการโรยปุ่ยละต่ำพื้นที่

$$= \frac{13 \times 20\text{kg}}{600m^2 \times \frac{1rai}{1600m^2}} = 693.33 \text{ กิโลกรัม ต่อ ไร่}$$

#### 4.3 ที่เกียร์ 3 ต่ำ

เมื่อ      ใช้ปุ่ย = 8 ถุง (ปุ่ยละ 1 ถุง = 20 กิโลกรัม)  
แทนค่า ความสามารถในการโรยปุ่ยละต่ำพื้นที่

$$= \frac{8 \times 20\text{kg}}{600m^2 \times \frac{1rai}{1600m^2}} = 426.67 \text{ กิโลกรัม ต่อ ไร่}$$

### 5. ความสามารถจริงในการทำงานเชิงวัสดุ (กิโลกรัมต่อชั่วโมง)

= ความสามารถจริงในการทำงาน × ความสามารถในการโรยปุ่ยละต่ำพื้นที่

#### 5.1 ที่เกียร์ 1 ต่ำ

เมื่อ      ความสามารถในการโรยปุ่ยละต่ำพื้นที่ = 906.67 กิโลกรัมต่อไร่  
ความสามารถจริงในการทำงานเชิงพื้นที่ = 0.86 ไร่ต่อชั่วโมง  
แทนค่า ความสามารถจริงในการทำงานเชิงวัสดุ

$$= 906.67 \frac{\text{kg}}{\text{rai}} \times 0.86 \frac{\text{rai}}{\text{hr}} = 779.736 \frac{\text{kg}}{\text{hr}}$$

#### 5.2 ที่เกียร์ 2 ต่ำ

เมื่อ      ความสามารถในการโรยปุ่ยละต่ำพื้นที่ = 693.33 กิโลกรัมต่อไร่  
ความสามารถจริงในการทำงานเชิงพื้นที่ = 0.91 ไร่ต่อชั่วโมง

แทนค่า ความสามารถชั่วโมงในการทำงานเชิงวัสดุ

$$= 693.33 \frac{kg}{rai} \times 0.91 \frac{rai}{hr} = 630.93 \frac{kg}{hr}$$

### 5.3 ที่เกียร์ 3 ต่ำ

เมื่อ ความสามารถในการโดยปั๊ยคอกต่อพื้นที่ = 426.67 กิโลกรัมต่อไร่

ความสามารถชั่วโมงในการทำงานเชิงพื้นที่ = 1.28 ไร่ต่อชั่วโมง

แทนค่า ความสามารถชั่วโมงในการทำงานเชิงวัสดุ

$$= 426.67 \frac{kg}{rai} \times 1.28 \frac{rai}{hr} = 546.137 \frac{kg}{hr}$$

## 6. ความหนาแน่นของดินสภาพแห้ง ภายหลังการบดอัด

$$\gamma_d = \gamma_0 + A_1 \log \left\{ \frac{Np}{p_0} (1 + S\%) \right\} + B_1 \log(W\%)$$

### 6.1 กรณีที่ยังไม่ติดตั้งเครื่องตันแบบ

เมื่อ  $N = 2$

$$P_{(ก่อนติดตั้ง)} = \frac{\text{นน.ร้อนแทรกเตอร์} + \text{นน.job หมุน}}{\text{พื้นที่ที่ล้อรถสัมผัสกับดิน}}$$

$$\begin{aligned} &= \frac{(1,370 + 345) \times 9.81}{(0.036 \times 2) + (0.109 \times 2)} \\ &= 58.014 \frac{kN}{m^2} = 58.014 kPa \end{aligned}$$

แทนค่า

$$\gamma_d = 0.8 + 0.17 \log \left\{ \frac{(2 \times 58.014)}{7} (1 + 15\%) \right\} + 0.5 \log(10\%) = 0.517 \frac{t}{m^3}$$

## 6.2 กรณีที่ติดตั้งเครื่องต้นแบบ

เมื่อ  $N = 1$

$$\begin{aligned} P_{(\text{หลังติดตั้ง})} &= \frac{\text{นน.รถแทรกรถบรรทุก} + \text{นน.จอบหมุน} + \text{นน.เครื่องต้นแบบ}}{\text{พื้นที่ที่ล้อรถสามผสกนิคิน}} \\ &= \frac{(1,370 + 345 + 145) \times 9.81}{(0.036 \times 2) + (0.109 \times 2)} \\ &= 62.919 \frac{kN}{m^2} = 62.919 kPa \end{aligned}$$

แทนค่า

$$\gamma_d = 0.8 + 0.17 \log \left\{ \frac{(1 \times 62.919)}{7} (1 + 15\%) \right\} + 0.5 \log(10\%) = 0.472 \frac{t}{m^3}$$

$$\text{โดยที่พื้นที่ที่ล้อสามผสกนิคิน, } A = BL \quad \text{และ } L = \frac{d}{4}$$

$$\begin{aligned} \text{ดังนั้น} \quad \text{ล้อหน้า} &= 18 \times \frac{80}{4} = 360 cm^2 \\ &= 360 cm^2 \times \frac{1 m^2}{(100 cm)^2} = 0.036 m^2 \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} \text{ล้อหลัง} &= 35 \times \frac{125}{4} = 1093.75 cm^2 \\ &= 1093.75 cm^2 \times \frac{1 m^2}{(100 cm)^2} = 0.109 m^2 \end{aligned}$$

## 7. ประมาณการปริมาณปูย kok เนื้องต้น

กรณีใบภาคปูยชนิดตัวซีแบบ 4 ใบภาค

ถ้าเวลาในการเตรียมดินด้วยจอบหมุน 1 ไร่ ใช้เวลา 1 ชั่วโมง

การภาคปูย kok 6 กิโลกรัม ใช้เวลา 13.09 วินาที

ปริมาณปูย kok ที่เหมาะสมสมคือ 600 กิโลกรัมต่อไร่

$$\text{ดังนั้น} \quad \frac{1 rai}{3,600 s} \times 13.09 s = 3.636 \times 10^{-3} rai$$

และ  $\frac{3.636 \times 10^{-3} rai}{6kg} \times 600kg = 0.363 rai$   
 เพราะฉะนั้น  $\frac{600kg}{0.363 rai} \times 1 rai = 1,652 kg$

กรณีในกราดปูยชนิดตัวซีแบบ 6 ในกราด  
การกราดปูยคอก 6 กิโลกรัม ใช้เวลา 15.23 วินาที

ดังนั้น  $\frac{1rai}{3,600s} \times 15.23s = 4.23 \times 10^{-3} rai$   
 และ  $\frac{4.23 \times 10^{-3} rai}{6kg} \times 600kg = 0.423 rai$   
 เพราะฉะนั้น  $\frac{600kg}{0.423 rai} \times 1 rai = 1,418 kg$

#### 8. กำลังที่เพลาของในกราดปูยต้องใช้ในการทำงาน

$$W_p = 2\pi n T$$

เมื่อ	$W_p$	=	กำลังขับ
	$n$	=	ความเร็วรอบของเพลาในกราดปูย
	$T$	=	โ้มเมนต์บิด

แทนค่า  $W_p = 2\pi \left( \frac{232}{60} \right) 378.831 = 9.203 kW$

#### 9. กำลังที่เพลาของจอบหมุนต้องใช้ในการทำงาน

$$W_p = 2\pi \left( \frac{232}{60} \right) \left( \frac{45 \times \pi \times 50^3}{16} \right) = 26.832 kW$$

## 10. แรงดึงในสายพานขณะส่งกำลัง

$$F = \frac{W_p}{ZV}$$

เมื่อ  $W_p = 9.203 \text{ kW}$   
 $Z = 2$   
 $V = 2\pi dn$   
 $= 2\pi \left( 5in \times \frac{25.4mm}{1in} \times \frac{1m}{1000mm} \right) \times \left( \frac{232}{60} \right)$   
 $= 3.085 \text{ m/s}$   
 $\text{เพรากะฉะนั้น } F = \frac{9.203 \times 10^3}{2 \times 3.085}$   
 $= 1491.572 \text{ N}$

## 11. การคำนวณกลไกกำหนดปริมาณปุ่ยคอก

### 11.1 ความเร็ววิกฤตของเพลา จากสมการ

$$n_c = 945 \left[ \frac{W_1 y}{W_1 y^2} \right]^{\frac{1}{2}}$$

เมื่อ  $n_c = \text{ความเร็ววิกฤตของเพลา, (rpm)}$   
 $W_1 = F$   
 $= \text{แรงที่กระทำต่อเพลา, (3.678 kN)}$   
 $Y = \text{ระยะโถงของเพลา, (mm.)}$   
 $= \frac{FL^3}{48EI}, I = \frac{\pi d^4}{64}$   
 $= \frac{(3.678kN)(1,775mm)^3}{48 \left( 205 \frac{kN}{mm^2} \right) \left( \frac{\pi}{64} (35mm)^4 \right)}$   
 $= 28.103 \text{ mm.}$

$$\text{แทนค่า} \quad n_c = 945 \left[ \frac{(3.678kN)(28.103mm)}{(3.678kN)(28.103mm)^2} \right]^{\frac{1}{2}} = 178.261 rpm$$

การออกแบบที่ดีต้องให้เพลาทำงานที่ความเร็วที่สูงกว่าหรือต่ำกว่า 25% ของความเร็ววิกฤตนั้นคือ  $178.261 \pm 44.565 rpm$  โดยงานวิจัยนี้เลือกใช้ความเร็วที่สูงกว่า 25% ของความเร็ววิกฤต เพราะเป็นช่วงความเร็วการทำงานของขอบหมุน นั้นคือช่วงของความเร็ว 232 rpm

### 11.2 ตรวจสอบขนาดของมู่เล'

$$T = Fr$$

เมื่อ  $T$  = โอมเมนต์บิด, (378,831.895 Nmm)  
 $F$  = แรง  
 $r$  = รัศมีของมู่เล', (5in,  $r = 63.5mm$ )

$$\text{แทนค่า} \quad F = \frac{378,831.895 Nmm}{63.5mm} = 5965.856 N$$

### 11.3 ตรวจสอบความยาวของสายพาน

- กรณีวางลักษณะตรง

$$L_a = 2C + 1.57(D + d_1) + \frac{(D - d)^2}{4C}$$

- กรณีวางลักษณะไม่ขัด

$$L_a = 2C + 1.57(D + d_1) + \frac{(D + d)^2}{4C}$$

เมื่อ  $L_a$  = ความยาวของสายพาน, in  
 $C$  = ระยะห่างระหว่างจุดศูนย์กลางของมู่เล', in  
 $D$  = เส้นผ่านศูนย์กลางของมู่เล'ขับ, in  
 $d_1$  = เส้นผ่านศูนย์กลางของมู่เล'ตาม, in

$$\text{แทนค่า} \quad L_a = (2 \times 32.19) + (1.57 \times (5+5)) + \frac{(5+5)^2}{(4 \times 32.19)} = 80.85 \text{in} = 2,053.59 \text{mm}$$

## 12. การคำนวณเกี่ยวกับแบร์จ

สำหรับแบร์จที่ใช้ในการรองรับเพลาของไก่ตีปั้ยทั้งสองข้างเป็นโรลเลอร์แบร์จที่มีขนาดครุภัณฑ์ 35 มิลลิเมตร

- กำลังงานที่สูญเสียไปเนื่องจากความเสียดทาน

$$W_p = \frac{\pi f F_r d n}{60}$$

เมื่อ  $W_p$  = กำลังงานที่สูญเสียไปเนื่องจากความเสียดทาน, W

$f$  = สัมประสิทธิ์ความเสียดทานขณะเริ่มทำงานในแนวรัศมี, 0.0025

$f$  = สัมประสิทธิ์ความเสียดทานขณะเริ่มทำงานในแนวรัศมี, 0.0015

$F_r$  = แรงในแนวรัศมี, 1.491 kN

$d$  = ขนาดครุภัณฑ์, 35 mm

$n$  = ความเร็วรอบ, 232 rpm

$$\text{แทนค่า} \quad W_p = \frac{\pi \times 0.0025 \times 1.491 \times 10^3 \times 35 \times 232}{60 \times 1000} = 1.584W \text{ (ขณะเริ่มทำงาน)}$$

$$W_p = \frac{\pi \times 0.0015 \times 1.491 \times 10^3 \times 35 \times 232}{60 \times 1000} = 0.951W \text{ (ขณะทำงาน)}$$

- โมเมนต์บิดเนื่องจากความเสียดทาน

$$T = \frac{f F_r d}{2}$$

เมื่อ  $T$  = โมเมนต์บิดเนื่องจากความเสียดทาน

$$\text{แทนค่า} \quad T = \frac{0.0025 \times 1.491 \times 10^3 \times 35}{2 \times 1000} = 0.065 Nm \text{ (ขณะเริ่มทำงาน)}$$

$$T = \frac{0.0015 \times 1.491 \times 10^3 \times 35}{2 \times 1000} = 0.039 Nm \text{ (ขณะทำงาน)}$$

### 13. การคำนวณเกี่ยวกับความปลดภัย

$$\begin{aligned} \text{ค่าความปลดภัยของแขนยก} &= \frac{\text{ความสามารถสูงสุดของแขนยก}}{\text{น้ำหนักรวมของอุปกรณ์}} \\ \text{เมื่อ} \quad \text{ความสามารถสูงสุดของแขนยก} &= 1,300 \text{ kg} \\ \text{ขอบหมุนหนัก} &= 345 \text{ kg} \\ \text{ถังบรรจุหนัก} &= 150 \text{ kg} \\ \text{ปั๊กอกหนัก} &= 357 \text{ kg} \end{aligned}$$

$$\text{แทนค่า} \quad = \frac{1,300 \text{ kg}}{(345 + 150 + 357) \text{ kg}} = 1.526 \text{ เท่า}$$

### 14. การคำนวณเกี่ยวกับจำนวนรอบการวิ่งของรถแทรกเตอร์รับพื้นที่ 1 ไร่

$$\begin{aligned} \text{เที่ยวที่วิ่ง} &= \frac{\text{ความกว้างของอุปกรณ์}}{\text{ความกว้างของพื้นที่}} \\ \text{เมื่อ} \quad \text{ความกว้างของพื้นที่} &= 40 \text{ m} \\ \text{ความกว้างของอุปกรณ์} &= 1.75 \text{ m} \end{aligned}$$

$$\text{แทนค่า} \quad = \frac{40 \text{ m}}{1.75 \text{ m}} = 23 \text{ เที่ยว}$$

### 15. การคำนวณขนาดเพลาของใบกดปุ๋ย

$$\begin{aligned} \text{เหล็ก AISI 1020 CD} \quad \sigma_y &= 78ksi \times \frac{6.895 N/mm^2}{1ksi} = 537.81 N/mm^2 \\ \text{ใช้ส่งกำลังขนาด} \quad W_p &= 9.203 kW \\ \text{ความเร็วรอบ} \quad n &= 232 rpm \\ \text{จากสมการ} \quad W_p &= 2\pi n T \\ \text{ความเคนเนี้ยอนสูงสุด} \quad \tau_d &= \frac{Tr}{J} = \frac{16T}{\pi d^3} \end{aligned}$$

$$\text{เมื่อ } T = 378.802 \text{ Nm} \times \frac{1000 \text{ mm}}{1 \text{ m}} = 378802 \text{ Nmm.}$$

$$\tau_d = \frac{0.6\sigma_y}{N} = \frac{0.6 \times 537.81}{7} = 46.098 \text{ N/mm}^2$$

$$\text{แทนค่า } 46.098 = \frac{16 \times 378802}{\pi d^3}$$

$$d = \sqrt[3]{\frac{16 \times 378802}{\pi \times 46.098}} = 34.719 \text{ mm.}$$

เลือกใช้ขนาด 35 mm. เพราะมีข่ายในท้องตลาด

### 16 การคำนวณขนาดของสลักเกลียว

แรงหรือน้ำหนักทั้งหมดที่กระทำลงบนขาทั้ง 4 ขาของโครงขาตั้งเครื่อง

$$= \text{น้ำหนักของถังบรรจุปุ๋ย} + \text{น้ำหนักของปุ๋ย}$$

$$= (144 \text{ kg} \times 9.81 \text{ m/s}^2) + (300 \text{ kg} \times 9.81 \text{ m/s}^2)$$

$$= 4355.64 \text{ N}$$

แรงที่กระทำลงบนขาของโครงขาตั้งเครื่อง 1 ขา

$$= \frac{4355.64}{4} = 1088.91 \text{ N}$$

$$\text{จากสมการ } \tau_d = \frac{F}{A}$$

สลักเกลียวทำจาก AISI C1020 และความปลดภัย 7

$$\sigma_y = 48 \text{ ksi} \times \frac{6.895 \text{ N/mm}^2}{1 \text{ ksi}} = 330.86 \text{ N/mm}^2$$

$$\tau_y = 0.6\sigma_y = 0.6 \times 330.86 \text{ N/mm}^2 = 198.576 \text{ N/mm}^2$$

$$\tau_d = \frac{\tau_y}{N} = \frac{198.576 \text{ N/mm}^2}{7} = 28.368 \text{ N/mm}^2$$

เพราะจะนั่นขนาดของสลักเกลี่ยวคือ

$$d = \sqrt{\frac{1088.91N}{\pi/4 \times 28.368 N/mm^2}} = 6.99mm$$

ดังนั้นสลักเกลี่ยวที่ได้คือ M8

### 17 การคำนวณขนาดรอยเชื่อมมุน

ต้องการให้รับแรง  $F = 1088.91N$

ความปลดภัย  $N = 3.75$

ลวดเชื่อมไฟฟ้า E432 ที่สามารถรับแรงดึงได้  $440 N/mm^2$

ระยะ  $a = 200mm$ ,  $d = 50mm$

$$\sigma_y = 0.82\sigma_u = 0.82 \times 440 N/mm^2 = 360.8 N/mm^2$$

$$\tau_y = 0.6\sigma_y = 0.6 \times 360.8 N/mm^2 = 216.48 N/mm^2$$

$$I_u = \frac{d^3}{6} = \frac{50^3}{6} = 20833.333 mm^3$$

$$I = tI_u = 20833.333t$$

ความเค้นเฉือน

$$\tau = \frac{F}{A} = \frac{1088.91N}{2td} = \frac{1088.91N}{2 \times 50 \times t} = \frac{1.089}{t} N/mm^2$$

ความเค้นดัด

$$\sigma = \frac{Mc}{I} = \frac{1088.91N \times 200mm \times \left(\frac{50mm}{2}\right)}{20833.333t} = \frac{261.338}{t} N/mm^2$$

จากสมการ

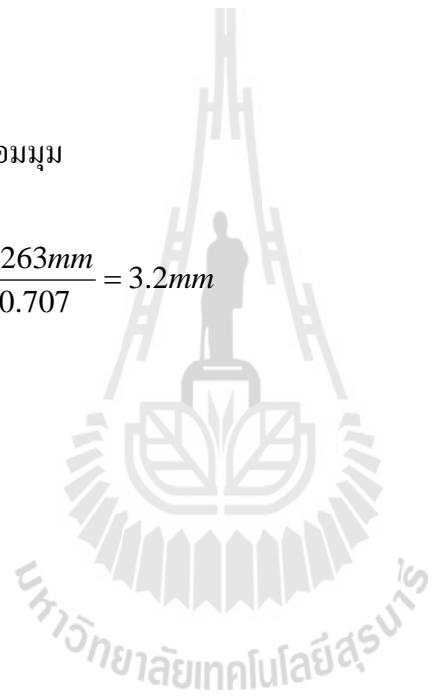
$$\tau_d = \frac{\tau_y}{N} = \left[ \tau^2 + \left( \frac{\sigma}{2} \right)^2 \right]^{\frac{1}{2}}$$

$$\frac{216.48 N / mm^2}{3.75} = \left[ \left( \frac{1.089}{t} \right)^2 + \left( \frac{261.338}{2t} \right)^2 \right]^{\frac{1}{2}}$$

$$t = 2.263mm$$

ขนาดของรอยเชื่อมมุม

$$h = \frac{t}{0.707} = \frac{2.263mm}{0.707} = 3.2mm$$





## 1. การคำนวณราคาขายหรือราคาแรกซื้อ

ราคาขายต่อหน่วย = ต้นทุนต่อหน่วย + 10% ของราคากลุ่ม

$$\begin{aligned}
 \text{เมื่อ ต้นทุนต่อหน่วย :} & \quad \text{ค่าวัสดุและอุปกรณ์ถังเปลือก} & = 16,200 \text{ บาท} \\
 & \quad \text{ค่าแรงงานวันละ 300 บาท 2 คน 3 วัน} & = 300 \text{ บาท} \times 2 \text{ คน} \times 3 \text{ วัน} \\
 & & = 1,800 \\
 & \quad \text{รวม} & = 18,000 \text{ บาท}
 \end{aligned}$$

แทนค่า

$$\text{ราคาขายต่อหน่วย} = 18,000 + (0.1 \times 18,000) = 19,800 \text{ บาท}$$

## 2. การคำนวณค่าใช้จ่ายคงที่ของเครื่องจักร

ค่าใช้จ่ายคงที่ = ค่าเสื่อมราคา + ค่าดอกเบี้ย + ค่าภาษีและค่าประกัน + ค่าโรงเรือน

### 2.1 ค่าเสื่อมราคา (วิธีเส้นตรง)

$$D_1 = \frac{P_1 - S}{L}$$

$$\begin{aligned}
 \text{เมื่อ } D_1 &= \text{ค่าเสื่อมราคายี่ปี, บาท} \\
 P_1 &= \text{ราคาแรกซื้อ, } 19,800 \text{ บาท} \\
 S &= \text{ราคามีอ和尚ดอายุหรือราคาขาย, } 0.1P \\
 &= (0.1)(19,800) \\
 &= 1,980 \text{ บาท} \\
 L &= \text{อายุการใช้งาน, 7 ปี}
 \end{aligned}$$

$$\text{แทนค่า} \quad = \frac{19,800 - 1,980}{7} = 2545.71 \text{ บาทต่อปี}$$

## 2.2 ค่าดอกเบี้ยโดยอัตราดอกเบี้ยเท่ากับ 7% ต่อปี

$$I = \frac{1}{2}(P_1 + S)i$$

เมื่อ      I      =      ดอกเบี้ยในการลงทุนแต่ละปี, บาท  
 $P_1$       =      ราคาแรกซื้อ, 19,800 บาท  
 $S$       =      ราคามีอ่อนด้อยหรือราคาขาย, 0.1P  
 $=$        $(0.1)(19,800)$   
 $=$       1,980 บาท

แทนค่า       $= \frac{1}{2}(19,800 + 1,980)0.07 = 762.3$  บาทต่อปี

2.3 ค่าภาษี และค่าประกัน ไม่มี      =      0      บาท

2.4 ค่าโรงเรือน ไม่มี      =      0      บาท

สรุป      ค่าใช้จ่ายคงที่  $= 2,545.71 + 762.3 + 0 + 0 = 3,308.01 \approx 3,308$  บาทต่อปี

## 3. การคำนวณหาค่าใช้จ่ายผันแปร

3.1 ค่าแรงงาน      =      300      บาทต่อวัน  
 $=$       37.5      บาทต่อชั่วโมง

### 3.2 ค่าน้ำมันเชื้อเพลิงและสารหล่อลื่น

3.2.1      น้ำมันเชื้อเพลิง (พิจารณาที่การใช้น้ำมัน 3.2 ลิตรต่อไร่ และความสามารถจริงในการทำงาน 1.28 ไร่ต่อชั่วโมง)

$$\text{ดังนั้น } \frac{3.2\text{ litre}}{1rai} \times \frac{1.28rai}{1hr} = 4.09 \frac{\text{litre}}{hr}$$

เมื่อ      1 ลิตร      =      30      บาทต่อลิตร  
 ดี      4.09 ลิตร      =      122.7      บาทต่อชั่วโมง

3.2.2 น้ำมันหล่อลื่น

$$\text{เมื่อ} \quad 1 \text{ ลิตร} = 60 \text{ บาท}$$

อัตราการใช้น้ำมันหล่อลื่นที่ 0.15 ลิตร ต่อ 1 ชั่วโมง

$$\text{ดังนั้น} \quad \frac{0.15 \text{ litre}}{1 \text{ hr}} \times 60 \frac{\text{Bath}}{\text{litre}} = 9 \frac{\text{bath}}{\text{hr}}$$

$$\text{รวม} = 122.7 + 9 = 131.7 \text{ บาทต่อชั่วโมง}$$

3.3 ค่าซ่อมแซมและบำรุงรักษา

$$= (6\%)P/100 \text{ ชั่วโมง}$$

$$= \frac{19,800 \times 0.06}{100 \text{ hr}}$$

$$= 11.88 \text{ บาทต่อชั่วโมง}$$

$$\text{สรุป ค่าใช้จ่ายผันแปร} = 37.5 + 131.7 + 11.88 = 181.08 \text{ บาทต่อชั่วโมง}$$

$$= 181.08 \frac{\text{bath}}{\text{hr}} \times \frac{1 \text{ hr}}{1.28 \text{ rai}} \approx 141 \text{ บาทต่อไร่}$$

#### 4. คำนวณค่าใช้จ่ายที่สามารถประยุกต์ได้หลังการใช้เครื่องต้นแบบ

ตารางที่ ง.1 แสดงการเปรียบเทียบค่าใช้จ่ายของเกย์ตระกรในการเดรียมดินปลูกข้าวบนพื้นที่ 1 ไร่

รายการ	ก่อนมีเครื่องต้นแบบ	หลังมีเครื่องต้นแบบ
ค่าไถดะ (บาทต่อไร่)	220	220
ค่าไถແປຣ (บาทต่อไร่)	185	185
ค่าไถພຽມ (บาทต่อไร่)	150	150
ค่ารถบารทุกปุ๊ย (บาทต่อเที่ยวต่อไร่)	175	0
ค่าแรงงานชนปุ๊ย (บาทต่อคนต่อไร่)	37.5	0
รวม	767.5	555

สรุป ค่าใช้จ่ายที่สามารถประยัดได้หลังจากการใช้เครื่องต้นแบบ

$$\begin{aligned} &= 767.5 - 555 \\ &= 212.5 \end{aligned}$$

### 5. การคำนวณหาปริมาณพื้นที่ที่เหมาะสมในการทำงานของเครื่องจักร (Break Even Point)

$$x = \frac{FC}{B - VC}$$

เมื่อ	$x$	=	ปริมาณพื้นที่ที่เหมาะสมในการทำงานของเครื่อง, ไร่ต่อปี
	FC	=	ค่าใช้จ่ายคงที่ของเครื่อง, 3,308 บาทต่อปี
	B	=	ค่าใช้จ่ายที่สามารถประยัดได้, 212.5 บาทต่อไร่
	VC	=	ค่าใช้จ่ายผันแปร, 141 บาทต่อไร่

$$\text{แทนค่า} \quad = \frac{3,308}{212.5 - 141} = 46.265 \approx 47 \text{ ไร่ต่อปี}$$

### 6. ระยะเวลาในการคืนทุน (Pay Back Period, PBP)

$$PBP = \frac{P}{R}$$

เมื่อ	PBP	=	ระยะเวลาในการคืนทุนของเครื่องจักร, ปี
	P	=	ราคาแรกซื้อของเครื่องจักร 19,800 บาท
	R	=	กำไรสุทธิเฉลี่ย, บาท
	=	=	รายได้ที่เพิ่มขึ้นและค่าใช้จ่ายที่ลดลง – รวมของรายจ่ายที่เพิ่มขึ้นและรายได้ที่ลดลง

$$\text{แทนค่า} \quad = \frac{19,800}{(767.5 - 555) \times 47} = 1.982 \approx 2 \text{ ปี}$$

ภาคผนวก จ

บทความทางวิชาการที่ได้รับการตีพิมพ์เผยแพร่ในระหว่างศึกษา

มหาวิทยาลัยเทคโนโลยีสุรนารี

## รายชื่อบทความที่ได้รับการตีพิมพ์เผยแพร่ในระหว่างศึกษา

กันญา โภสุมก์ และ สามารถ นุญอาจ. (2555). การออกแบบและพัฒนาเครื่องโดยปั๊ยกอคต่อฟ่วง  
จอบหมุนสำหรับการไถเตรียมดินในนาข้าว. การประชุมวิชาการสมาคมวิศวกรรมเกษตร  
แห่งประเทศไทยครั้งที่ 13 (การผสานเทคโนโลยี และการเกษตรแบบชั้นเชิง). 4 – 5  
เมษายน 2555 โรงแรมอมพีเรียล แมปปิ้ง จังหวัดเชียงใหม่.

กันญา โภสุมก์ และ สามารถ นุญอาจ. (2554). การศึกษาเครื่องโดยปั๊ยกอคต่อฟ่วงจอบหมุนสำหรับ  
การไถเตรียมดินในนาข้าว. การประชุมวิชาการวิจัย มอบ. ครั้งที่ 5 การบูรณาการวิจัยสู่  
ประชาชนอาเซียน. 4 – 5 สิงหาคม 2554 โรงแรมสุภิ耶ศร์ แกรนด์ จังหวัดอุบลราชธานี.



การประชุมวิชาการสมาคมวิศวกรรมเกษตรแห่งประเทศไทย ครั้งที่ 13  
4-5 เมษายน 2555 จังหวัดเชียงใหม่

## การออกแบบและพัฒนาเครื่องโรยปุ๋ยคอกต่อพ่วงจอบหมุน สำหรับการไถเตรียมดินในนาข้าว

### Design and Development of Manure Fertilizer Applicator Equipped With Rotary Tiller for Paddy Field Tillage

กันญา ไกสุกมก<sup>1,\*</sup>, สามารถ บุญอาจ<sup>2</sup>

<sup>1</sup> ล้านนาวิชาวิศวกรรมศาสตร์ / สาขาวิชาวิศวกรรมเครื่องกล, มหาวิทยาลัยเทคโนโลยีสุรนารี,  
111 ต.มหาวิทยาลัย ต.สุรนารี อ.เมือง จ.นครราชสีมา 30000

<sup>2</sup> ล้านนาวิชาวิศวกรรมศาสตร์ / สาขาวิชาวิศวกรรมเกษตร, มหาวิทยาลัยเทคโนโลยีสุรนารี,  
111 ต.มหาวิทยาลัย ต.สุรนารี อ.เมือง จ.นครราชสีมา 30000  
\*kk\_changnoi@yahoo.com

#### บทคัดย่อ

งานวิจัยนี้เป็นการดำเนินการออกแบบ สร้างและพัฒนาเครื่องโรยปุ๋ยคอกให้สามารถทำงานพร้อมกับจอบหมุนเพื่อใช้เตรียมดินในนาข้าว มีวัตถุประสงค์เพื่อลดการบดอัดดินโดยลดจำนวนครั้งของการวิ่งผ่านหน้าดินให้น้อยลง ปุ๋ยคอกที่ใช้ทดลองมีความชื้น 15% ตัวแปรในการทดลอง คือ จำนวนใบกว่าด้วย (4, 6, 8 ใบ) และรูปร่างของใบกว่า (รูปทรงตรง รูปทรงตัวแอล รูปทรงตัวซี) การทดลองแบ่งออกเป็น 2 ขั้นตอน คือ การทดสอบแบบจำลองเครื่องโรยปุ๋ยคอกเพื่อหาจำนวนใบกว่า และรูปร่างของใบกว่าที่เหมาะสม และการทดสอบเครื่องดันแบบเพื่อหาความสามารถในการทำงาน อัตราการโรยปุ๋ยคอก อัตราการสิ้นเปลืองเชื้อเพลิง ประสิทธิภาพในการทำงานต่อพื้นที่ จุดคุณทุน และอัตราผลตอบแทนในการทำงานของเครื่อง

ผลการทดสอบแบบจำลอง พบว่า ปุ๋ยคอกสามารถเคลื่อนที่ได้เมื่อใช้ใบกว่าแบบ 6 ในชนิดรูปทรงตัวซี ส่วนผลการทดสอบเครื่องดันแบบ พบว่า ที่ความเร็วในการเคลื่อนที่ของรถแทรกเตอร์ที่เกียร์ 1, 2 และ 3 ต่า มีความสามารถในการทำงาน 0.86, 0.91 และ 1.28 ໄว่ต่อชั่วโมง ตามลำดับ ความสามารถในการโรยปุ๋ยต่อพื้นที่ 906.67, 693.33 และ 426.67 กิโลกรัมต่อไร่ อัตราการสิ้นเปลืองน้ำมันเชื้อเพลิง 3.46, 3.38 และ 3.2 ลิตรต่อไร่ ประสิทธิภาพในการทำงานต่อพื้นที่ 56%, 58% และ 80% ตามลำดับ โดยที่จุดคุณทุนการใช้เครื่องโรยปุ๋ยคอกบนจอบหมุนสำหรับการไถเตรียมดินในนาข้าว พบว่า มีค่าเท่ากับ 8 ໄว่ต่อปีจะสามารถคืนทุนได้ภายในระยะเวลาประมาณ 4 ปี

**คำหลัก:**เครื่องโรยปุ๋ยคอก จอบหมุน การเตรียมดินในนาข้าว

#### Abstract

This research is the design, build and develop of a prototype of manure applicator with rotary and regulator to use on soil preparation of paddy field. The main objective is to reduce the number of passes on the field in order to prevent soil compaction. In this study manure at 15% moistures were used. Parameter in this study were number of plates (4, 6 and 8) and plate shape (straight, C-shaped and L-shaped). The study was divided into two steps. Firstly, a model was built which holds a regulator and tests it for properly number of plates

การประชุมวิชาการสมาคมวิศวกรรมเกษตรแห่งประเทศไทย ครั้งที่ 13  
4-5 เมษายน 2555 จังหวัดเชียงใหม่

and plate shape. Secondly, to tests the prototype for field capacity, rate of fertilizer spread and fuel consumption. Work efficiency per area, break even point and the rate of return to work.

The results from the model test shown that the C-shaped and 6 plate regulator is the best type and the results from the field test shown that the field capacity were 0.86, 0.91 and 1.28 rai per hour at tractor speed 1, 2 and 3 –low respectively. While, the tractor could spread 906.67, 693.33 and 426.67 kilograms of fertilizer per rai. The fuel consumption were 3.46, 3.38 and 3.20 litres per rai respectively. Work efficiency per area 56%, 58% and 80%. Break even point is 8 rai per year. Can payback within approximately four years.

**Keywords:** Manure Applicator, Rotary, Paddy Field Tillage.

## 1. บทนำ

ข้าวเมืองพืชเศรษฐกิจที่สำคัญของประเทศไทยในปี พ.ศ. 2553 ประเทศไทยสามารถผลิตข้าวเปลือกนาปีได้ 22.177 ล้านตัน ข้าวเปลือกนาปีได้ 8.863 ล้านตันมีการส่งออกข้าวสาร 3.992 ล้านตัน ซึ่งปัจจุบันห้าวโลกมีปริมาณความต้องการข้าวเพื่อการบริโภค ประมาณ 417.7 ล้านตันต่อปี ถือเป็นปริมาณที่สูงมากเมื่อเทียบกับสินค้าเกษตรชนิดอื่นๆ หากสามารถเพิ่มปริมาณการส่งออกข้าวให้มากขึ้น ด้วยการเพิ่มผลผลิตต่อไร่และการเพิ่มคุณภาพของผลผลิตต่อไร่ได้โดยที่ยังคงมีเงินที่การผลิตเท่าเดิม จะส่งผลให้ข้าวเป็นสินค้าเกษตรที่ขายเพิ่มเงินรายได้ให้กับประเทศไทยสูงขึ้นจากเดิม โดยปกติแล้วในกระบวนการผลิตข้าว ที่นอกจากเกษตรกรต้องคำนึงถึงพันธุ์ข้าวที่จะนำมาปลูก การดูแลรักษา และการเก็บเกี่ยวแล้ว การเตรียมดินเพื่อการเพาะปลูกข้าว ก็มีความสำคัญมากเช่นกัน [9,11,12]

ปัจจุบันเครื่องจักรกลทางการเกษตรได้เข้ามานำบทบาทในการทำเกษตรกรรมของเกษตรกรไทยอย่างแพร่หลายกว่าในอดีต ยิ่งในช่วงไม่กี่ปีที่ผ่านมาการใช้รถแทรกเตอร์สลับขนาดกลางต่อพ่วงขอบหมุนมาช่วยในการเตรียมดินสำหรับการทำนาในเขตพื้นที่ที่ลําภาระทางน้ำสูง เพราะมีส่วนช่วยลดระยะเวลาในการทำงาน ทำให้เกษตรกรสามารถเตรียมดินได้ทันต่อความต้องการในฤดูกาลเพาะปลูก และที่สำคัญ คือสามารถลดแทนแรงงานในการการเกษตรที่ส่วนหนึ่งได้ ย้ายไปยังภาคอุตสาหกรรมและบริการ ซึ่งขอบหมุนเป็นอุปกรณ์ที่ใช้เตรียมดินขันที่สอง ที่ได้รับความนิยมมาก เพราะสามารถเตรียมดินได้รวดเร็ว และคุณสมบัติอีกอย่างหนึ่งที่เด่นและสำคัญคือ ช่วยลดการติดหล่มของรถแทรกเตอร์ได้ เมื่อเปรียบเทียบกับการใช้ผ้า เพราะไม่ต้องอาศัยแรงดึงลากแต่สามารถขับตรงจากเพลาอำนวย กำลังของรถแทรกเตอร์ หมุนขับใบมีดที่ยึดติดกับแกน

หมุนให้สับดินย่อยชี้ໄห้แทกกระจายเป็นก้อนเล็กๆ และหมุนคลุกเคล้าเศษหญ้า ฝ่าง ให้ผสมเข้ากับดิน [1,5,6]

เกษตรกรส่วนใหญ่มีการเลี้ยงสัตว์จำพวกโค กระเบื้อง เป็นอาชีพเสริม และผลผลิตได้คือ มูลสัตว์ หรือเรียกว่า ปุ๋ยคอก (ปุ๋ยคอก คือ ปุ๋ยที่ได้จากมูลและสิ่งขับถ่ายของสัตว์) โดยที่ปุ๋ยคอกเป็นปุ๋ยอินทรีย์ที่มีชาตุอาหารที่เป็นประโยชน์และมีคุณสมบัติในการปรับสภาพดิน ช่วยรับประทานให้ไปร่วมด้วย ทำให้เกิดการเตรียมดิน การตั้งตัวของต้นกล้าที่เริ่วขึ้น ทำให้มีโอกาส rotor ได้มาก ในนาข้าวที่เป็นดินกราย เช่น ดินในภาคอีสาน ปกติข้าวนานิยมน้ำปุ๋ยคอกไปเปล่งนาในช่วงฤดูแล้ง โดยการใช้แรงงานคนในการขันย้ายปุ๋ยคอกใส่รถบรรทุกไปในแปลงนาแล้วใช้แรงงานคนในการกระจายปุ๋ยคอกลงในแปลงนาอีกรึ เหตุผลที่เกษตรกรนิยมใส่ปุ๋ยคอกในฤดูแล้ง เพราะว่าเป็นช่วงที่ดินในแปลงนาแห้งสนิท รถบรรทุกสามารถลงไปร่องได้ เมื่อช่วงฤดูน้ำปุ๋ยคอกลงในแปลงนาเป็นกองๆ ทึ่งไว้ประมาณ 1 ถึง 2 อาทิตย์ จึงจะทำการไถกลบ และการกระทำเช่นนี้มีผลโดยตรงกับคุณภาพของปุ๋ยคอก คือทำให้ชาตุอาหารที่มีอยู่ในปุ๋ยคอกที่มีอยู่น้อยอยู่แล้วเกิดการสลายตัวไปในอากาศได้ จากข้อมูลจะพบว่า เกษตรกรจะต้องสิ้นเปลืองค่าใช้จ่ายหลายครั้งในส่วนของแรงงานและยานพาหนะที่ใช้ในการน้ำย้ายปุ๋ยคอก และอีกประการที่สำคัญ คือ การนำยานพาหนะที่มีน้ำหนักมากลงไปเหยียบในแปลงนา มีผลต่อการอัดดินของหน้าดิน ซึ่งก่อให้เกิดผลเสียโดยตรงกับเกษตรกรในการเตรียมดินในฤดูกาลเพาะปลูกครั้งต่อไปที่จะทำได้ยากขึ้น เพราะการอัดแน่นของหน้าดิน และจากสภาพของดินที่อากาศในปัจจุบันที่มีการเปลี่ยนแปลงตลอดเวลาส่งผลให้มีฤดูกาลที่ไม่ชัดเจน จึงทำให้การน้ำย้ายปุ๋ยคอกในบริเวณมากๆ ลงไปในแปลงนาของเกษตรกรทำได้ยากมากขึ้น เพราะดินในแปลงนาอาจไม่แห้งสนิท [2,10]

การประชุมวิชาการสมาคมวิศวกรรมเกษตรแห่งประเทศไทย ครั้งที่ 13  
4-5 เมษายน 2555 จังหวัดเชียงใหม่

และจากการศึกษาการออกแบบกระบวนการ ชุดโซ่สำเริง และใบพัดของเครื่องหัวน้ำปั๊วคอกชนิดแกลบสมมูลไก่แบบพ่วงรถแทรกเตอร์ 4 ล้อขนาด 75 แรงม้า ได้ออกแบบโครงสร้างของกระบวนการใส่ปั๊วขนาด  $144*300*144$  ซม โดยมีความชันของกระบวนการ 50 องศา ซึ่งเป็นความลาดชันที่ให้ปั๊วเคลื่อนที่ลงระบบสำเริงได้สะดวกและสามารถบรรจุน้ำได้ 6 ลบ.ม ระบบสำเริงปั๊วเป็นแบบโซ่สำเริง 1 คู่ และมีเหล็กทรงสี่เหลี่ยมตันดินยึดติดกับข้อโซ่ เป็นช่วงห่างกัน 25 ซม หมุนสำเริงเคลื่อนที่ไปบนแผ่นเหล็กพื้นกระบวนการและสำเริงปั๊วไปสู่ในพัดหัวน้ำปั๊วการขับใบพัดจะต่อเพลจากเพลาอำนวยวิถีทางกลับ โดยใช้รูเมล์และสายพาน ซึ่งมีอัตราทดไปปั้วในพัด 1:4.5 ทำให้ใบพัดมีความเร็วในการหัวน้ำคงที่ [7,8]

ผู้จัดมองเห็นถึงปัญหาที่เกิดขึ้นกับเกษตรกร จึงได้ทำการศึกษาออกแบบและพัฒนาเครื่องโรยปั๊วคอกต่อพ่วงขอบหมุนสำหรับการไถเตรียมดินในนาข้าวขึ้นเพื่อช่วยให้เกษตรสามารถทำการผลิตปั๊วคอกกับต้นในแปลงนาไปได้ในครั้งเดียวทันทีที่รวมทั้งสองขั้นตอนมาไว้ในการทำงานเพียงครั้งเดียว ทั้งนี้เพื่อช่วยลดปัญหาการอัดตัวของหน้าดิน ลดต้นทุนในการผลิต ลดแรงงานในภาคการเกษตร โดยที่การออกแบบเครื่องโรยปั๊วคอกนี้จะอาศัยต้นกำลังในการขับเคลื่อนตัวขับปั๊วคอกจากเพลาของขอบหมุน โดยเน้นความสำคัญของการออกแบบไปที่ง่ายต่อการใช้งานและการซ่อมบำรุงของเกษตรกร อีกทั้งสะดวกกับการนำไปต่อพ่วงกับขอบหมุนที่เกษตรกรมีใช้อยู่แล้ว

## 2. อุปกรณ์และวิธีการ

สำหรับงานวิจัยในครั้งนี้ แบ่งออกเป็น 5 ส่วนหลักดังนี้

### 2.1 การศึกษาข้อมูลเบื้องต้น

ศึกษาเกี่ยวกับวิธีการเตรียมดินปลูกข้าวเครื่องจักรและอุปกรณ์ต่อพ่วงที่ใช้ในการเตรียมดิน และปั๊วคอก ปั๊วคอกที่นำมาศึกษาเป็นปั๊วขี้วัวที่ได้จากเกษตรกรในอำเภอพิมาย จังหวัดนครราชสีมา โดยทำการแบ่งปั๊วขี้วัวออกเป็นสามส่วน ส่วนที่หนึ่งนำไปทดลองทำบนนาและรูปว่างของปั๊วคอกด้วยตะแกรงคัดขนาด ส่วนที่สองนำไปทดลองกับชุดจำลองของเครื่องฯ เพื่อหาจำนวนและชนิดของในการผลิตปั๊วคอกที่เหมาะสม และส่วนที่สามนำไปใช้กับการทดลองในภาคสนามของเครื่องตันแบบ[3,4]

### 2.2. การออกแบบ

งานวิจัยในครั้งนี้ทำการออกแบบภายใต้แนวคิดที่ต้องการลดภาระให้กับเกษตรกร ดังนั้น จึงต้องเป็นขั้นงานที่ง่ายทั้งในฝ่ายของการทำงานและข้อมูลรุ่ง การต่อพ่วงที่ไม่ยุ่งยากขับข้อน มีการกำหนดขนาดของเครื่องตันแบบจากข้อมูลเบื้องต้นของรถแทรกเตอร์คูโบต้า รุ่น L4508 ขอบหมุนรุ่น RX180F และความต้องการปั๊วคอกต่อพื้นที่โดยการออกแบบแบ่งออกเป็นสามส่วน คือ ส่วนที่หนึ่ง เป็นถังบรรจุปั๊วคอก ส่วนที่สองเป็นในภาชนะปั๊วคอก และส่วนที่สามเป็นระบบส่งกำลัง

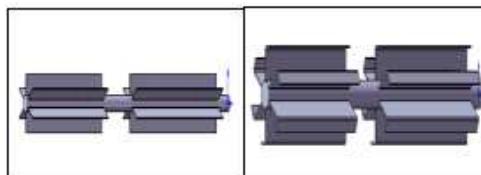
### 2.3. การวิเคราะห์โครงสร้าง

แบบเครื่องโรยปั๊วคอกต่อพ่วงขอบหมุนสำหรับการไถเตรียมดินในนาข้าว ทำการวิเคราะห์ด้วยโปรแกรม COSMOSXpress เพื่อเป็นข้อมูลในการปรับแก้สำหรับการสร้างเครื่องตันแบบต่อไป วัสดุที่ใช้เป็นเหล็กกล้าคาร์บอน ที่กำหนดให้แรงที่มากกว่าหักกับโครงสร้างเป็นแบบคงที่ เพราะในสภาพการณ์ทำงานจริง แรงที่มากกว่ามีการเปลี่ยนแปลงอย่างมาก ส่วนการกำหนดขนาดของ Element ใน การคำนวณครั้งนี้เป็นการกำหนดเองโดยอัตโนมัติของโปรแกรมที่ใช้

### 2.4. สร้างและทดสอบชุดจำลองของเครื่องโรยปั๊วคอกต่อพ่วงขอบหมุนสำหรับการไถเตรียมดินในนาข้าว

ด้วยอัตราส่วนขั้นงานจริงต่อชุดจำลอง 1:3 ทั้งนี้ในส่วนของถังบรรจุปั๊วทำด้วยแผ่นอะลูมิเนียม 3 มม เพื่อให้สามารถมองเห็นการทำงานของในภาชนะปั๊ยและการเคลื่อนตัวของปั๊วคอก ทดสอบโดยการติดตั้งส่วนประกอบทั้งสามส่วนเรียบร้อยแล้ว โดยที่ในส่วนที่หนึ่งเลือกเอาในภาชนะปั๊วคอกชนิดรูปทรงตัวตรง จำนวน 4 ใบคาด มากับการทดลอง โดยเดินเครื่องเพื่อปรับตั้งความเร็วรอบไปที่ 232 rpm ใส่ปั๊วคอกที่เตรียมไว้ลงในถังบรรจุปั๊วคอก ทั้งทั้งนี้เปิดปั๊วคอกออก จับเวลาที่ปั๊วคอกเริ่มเคลื่อนที่ออกจากถังบรรจุปั๊วคอกจนปั๊วคอกหมดถัง พร้อมทั้งสังเกตการณ์ เคลื่อนตัวของปั๊วคอก ทำการทดสอบซ้ำ 3 ชั้้า และจึงเปลี่ยนใบภาชนะปั๊วคอกเป็นจำนวน 6 ใบคาดและ 8 ใบคาด ตามลำดับ เพื่อหาจำนวนของใบภาชนะปั๊วคอกที่สามารถทำงานได้ที่สุด จำนวนนี้จึงเปลี่ยนไปทดลองกับใบภาชนะปั๊วคอกชนิดรูปทรงตัวซี ตามลำดับ

การประชุมวิชาการสมาคมวิศวกรรมเกษตรแห่งประเทศไทย ครั้งที่ 13  
4-5 มกราคม 2555 จังหวัดเชียงใหม่

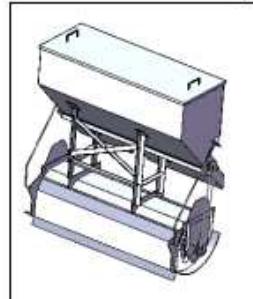


(ก) ชนิดใบตรง (ข) ชนิดใบรูปตัวออล



(ค) ชนิดใบรูปตัวชี

รูปที่ 3 แสดงตัวอย่างในการตัดบล็อก

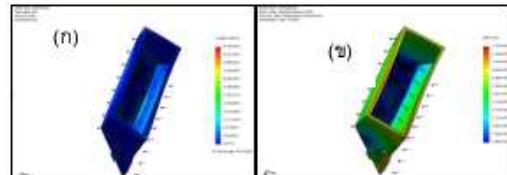


รูปที่ 4 แสดงเครื่องตันแบบ

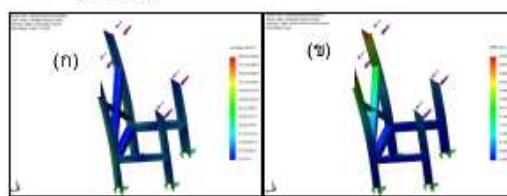
### 3.3. การวิเคราะห์โครงสร้าง

จากการวิเคราะห์โครงสร้างของถังบรรจุบล็อกด้วยโปรแกรม COSMOSXpress ดังแสดงในรูปที่ 5 พบว่า ความเค้นสูงสุดของถังบรรจุบล็อกดังรูป (ก) มีค่าเท่ากับ  $5.47e+007 \text{ MN/m}^2$  ที่ตำแหน่ง  $-474.11 \text{ mm}$   $234.99 \text{ mm}$  และ  $485.60 \text{ mm}$  โดยมีความปลดล็อกกัน 7 ชึงถังบรรจุบล็อกสามารถทำงานภายใต้สภาวะดังกล่าวได้โดยไม่เกิดความเสียหายแต่อย่างใด เพราะว่าแรงที่กระทำกันข้าดังถังบรรจุบล็อกจะลดลงตลอดเวลาที่มีการปล่อยบล็อกออกจากเครื่องตันแบบระบบ

การเคลื่อนตัวหรือการเสียรูปทรงของถังบรรจุบล็อกสูงสุดดังรูป (ข) เท่ากับ  $1.25 \text{ mm}$  ที่ตำแหน่ง  $-58.34 \text{ mm}$   $1,457.84 \text{ mm}$  และ  $1,243.15 \text{ mm}$  ที่ผลเป็นเข็นนี้ เพราะเป็นบริเวณที่มีความแข็งแรงน้อยที่สุด และเมื่อมีการสร้างเครื่องตันแบบขึ้นจึงได้ทำการพับขอบของถังบรรจุบล็อก เพื่อช่วยเสริมความแข็งแรงและลดการเสียรูปทรงของถังบรรจุบล็อก บล็อกในขณะที่มีบล็อกบรรจุอยู่เดิมถัง



รูปที่ 5 แสดงผลของความเค้น (ก) และระยะการเคลื่อนตัว (ข) ที่เกิดขึ้นกับถังบรรจุบล็อกจากการคำนวณด้วยโปรแกรม



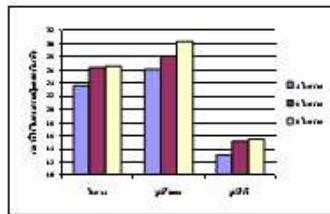
รูปที่ 6 แสดงผลของความเค้น (ก) และระยะการเคลื่อนตัว (ข) ที่เกิดขึ้นกับขาตั้งของถังบรรจุบล็อกจากการคำนวณด้วยโปรแกรม

และในส่วนของโครงสร้างของขาตั้งของถังบรรจุบล็อกที่แสดงในรูปที่ 6 พบว่า ความเค้นสูงสุดของถังบรรจุบล็อกในรูป (ก) มีค่าเท่ากับ  $1.88e+008 \text{ MN/m}^2$  ที่ตำแหน่ง  $54.22 \text{ mm}$ ,  $241.78 \text{ mm}$  และ  $709.955 \text{ mm}$  โดยมีค่าความปลดล็อกกัน 2 ขาตั้งถังบรรจุบล็อกของเครื่องตันแบบสามารถทำงานภายใต้สภาวะดังกล่าวได้โดยไม่เกิดความเสียหายแต่อย่างใด เพราะว่าแรงที่กระทำกันข้าดังถังบรรจุบล็อกจะลดลงตลอดเวลาที่มีการปล่อยบล็อกออกจากเครื่องตันแบบ ระยะการเคลื่อนตัวหรือการเสียรูปทรงของขาตั้งถังบรรจุบล็อกของเครื่องตันแบบสูงสุดในรูป (ข) เท่ากับ  $5.24 \text{ mm}$  ที่ตำแหน่ง  $138.91 \text{ mm}$   $883.06 \text{ mm}$  และ  $-8.47 \text{ mm}$  ที่ผลเป็นเข็นนี้ เพราะเป็นบริเวณที่มีความแข็งแรงน้อยที่สุดเนื่องจากในการวิเคราะห์ที่บวิเวณดังกล่าวเป็นปลายปล่อยอิสระไม่มีการจับยึด และเมื่อมีการสร้างเครื่องตันแบบขึ้นจึงได้ทำการจับยึดบริเวณดังกล่าวกับถังบรรจุบล็อก เพื่อช่วยเสริมความแข็งแรงและลดการเสียรูปทรงของขาตั้งถังบรรจุบล็อกในขณะที่มีบล็อกบรรจุอยู่เดิมถัง

### 3.4. การทดสอบชุดจำลองเครื่องฯ

จากการทดสอบเพื่อหาความสามารถในการทำงานของใบบล็อกในชุดจำลองเครื่องโรบบล็อก โดยให้ความถี่  $6 \text{ กิโลกรัม}$  ที่ความเร็ว  $232 \text{ รอบต่อนาที}$  ได้ผลการทดลองดังรูปที่ 7

การประชุมวิชาการสมาคมวิศวกรรมเกษตรแห่งประเทศไทย ครั้งที่ 13  
4-5 เมษายน 2555 จังหวัดเชียงใหม่



รูปที่ 7 แสดงการเปรียบเทียบความสามารถในการภาคปุ๋ยคอกของในการผลิตลักษณะต่าง ๆ

จากการทดสอบรูปที่ 7 ชนิด พบร้าในภาคปุ๋ยชนิดรูปตัวซี ให้เวลาในการภาคปุ๋ยน้อยกว่าในภาคปุ๋ยชนิดอื่น เพราะมีความโถงตรงกลางไม่ทำให้สามารถเก็บปุ๋ยในทุกจังหวะของการภาคได้มากกว่าในตรงและรูปตัวแอล โดยที่ในภาคปุ๋ยรูปตัวซีแบบ 4 ในภาค เป็นชนิดที่มีความสามารถในการภาคปุ๋ยมากกว่าทุกชนิด แต่มีข้อเสียคือ เป็นปุ๋ยคอกมากกว่าแบบอื่น ๆ หากนำไปใช้เป็นในภาคปุ๋ยในเครื่องดูดดินแบบดั้งเดิม จึงเลือกใช้ในภาคชนิดรูปตัวซีแบบ 6 ในภาค ที่ใช้เวลาในการภาคปุ๋ยคอกมากกว่าแบบ 4 ในภาค แต่สัมปล่องปุ๋ยคอกน้อยลง

### 3.5. การทดสอบการทำงานของเครื่องดูดดินแบบ

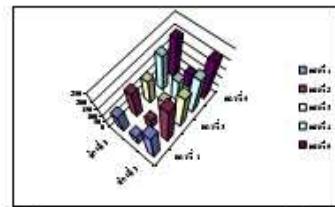
เมื่อทำการสร้างเครื่องดูดดินแบบดั้งเดิมในรูปที่ 8 และจึงได้ทำการทดสอบการทำงานของเครื่องดูดดินแบบนั้นแบ่งออกได้ดังต่อไปนี้



รูปที่ 8 แสดงเครื่องดูดดินแบบที่สร้างและดัดตั้งกับแทรกเตอร์ทันกำลัง

#### 3.5.1. การทดสอบการกระจายตัวของปุ๋ยคอกจากเครื่องดูดดินแบบ

ในการทดสอบการกระจายตัวของปุ๋ยคอกของเครื่องดูดดินแบบด้วยการให้รถแทรกเตอร์ทันกำลังวิ่งตรงไปบนพื้นที่ที่เตรียมไว้ด้วยความเร็วคงที่ ยกขอบหมุนเข็นหนีอพื้นแล้วปล่อยให้เครื่องดูดดินแบบทำงานดังรูปที่ 9

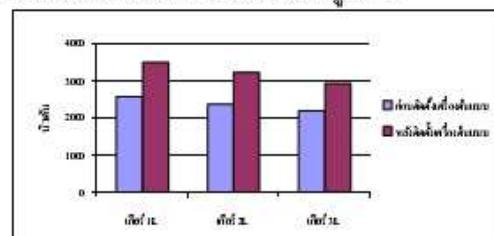


รูปที่ 9 แสดงผลของการกระจายตัวของปุ๋ยคอกจากเครื่องดูดดินแบบ

จากรูปที่ 9 พบว่า การกระจายตัวของปุ๋ยคอกที่ได้จากเครื่องดูดดินแบบนี้เป็นการกระจายตัวที่ไม่สม่ำเสมอ เพราะการออกแบบให้ถังบรรจุปุ๋ยมีช่องปิดหนีอบวีวนกที่เป็นจุดต่อของเพลาข่าน่วยกำลัง เพื่อบริ่งกันไม่ให้ปุ๋ยหลงในบริเวณดังกล่าว ด้วยเหตุนี้จึงส่งผลให้ปุ๋ยคอกซึ่งกล่องของถังบรรจุมีการอัดตัวกันแน่นกวาด้านข้างของถังบรรจุปุ๋ย จึงเป็นสาเหตุที่ทำให้การกระจายตัวของปุ๋ยคอกในช่วงกลางของความยาวของถังบรรจุปุ๋ยน้อยกว่าด้านข้างหางของถัง ถึงแม้ว่าเครื่องดูดดินจะไม่สามารถกระจายปุ๋ยคอกให้สม่ำเสมอได้ แต่จะไม่ส่งผลเสียใดต่อการเตรียมดินทำนาข้าว เพราะปุ๋ยคอกที่หลงมาด้านจ่าดูกจะขอบหมุนตีปุ๋ยคอกให้คลุกเคล้ากับดินในแปลงได้โดยทันที

#### 3.5.2. การทดสอบแรงดูดลากที่เกิดขึ้นกับรถแทรกเตอร์ก่อนและหลังการติดตั้งเครื่องดูดดินแบบ

การทดสอบนี้เพื่อหารแรงดูดลากที่เกิดขึ้นกับรถแทรกเตอร์ทันกำลัง เมื่อต้องติดตั้งเครื่องดูดดินแบบกับเมื่อไม่ติดตั้งเครื่องดูดดิน ดังแสดงผลในรูปที่ 10



รูปที่ 10 แสดงผลการเปรียบเทียบแรงดูดลากที่เกิดขึ้นกับรถแทรกเตอร์ทันกำลังและหลังการติดตั้งเครื่องดูดดินแบบ

จากการทดสอบเพื่อหาค่าแรงดูดลากของรถแทรกเตอร์ที่ปรากฏในรูปที่ 10 นั้นพบว่า รถแทรกเตอร์ที่ทำการติดตั้งเครื่องดูดดินแบบแล้วนั้นจะมีแรงดูดลากสูงกว่ารถแทรกเตอร์ที่ทำการติดตั้งเฉพาะขอบหมุนโดยที่ค่าของแรงดูดลากของรถแทรกเตอร์ที่ติดตั้งเครื่องดูดดินแบบ จะสูงสุดที่การเดินรถที่ระดับเกียร์ 1 คือ 3,492.36 N แล้วลดลงที่

การประชุมวิชาการสมาคมวิศวกรรมเกษตรแห่งประเทศไทย ครั้งที่ 13  
4-6 เมษายน 2555 จังหวัดเชียงใหม่

การเดินรถในระดับเกียร์ 2 ต่า คือ 3,217.68 N และ 3 ต่า คือ 2,914.63 N ตามลำดับ และค่าของแรงดูดจากของรถแทรกเตอร์ที่ติดตั้งเฉพาะขอบหมุน จะสูงสุดที่การเดินรถที่ระดับเกียร์ 1 ต่า คือ 2,557.14 N และลดลงที่การเดินรถในระดับเกียร์ 2 ต่า คือ 2,364.98N และ 3 ต่า คือ 2,182.5 N ตามลำดับ

โดยสามารถเบรียบเทียบการเพิ่มขึ้นของแรงดูดจากเมื่อไม่ทำการติดตั้งเครื่องตันแบบกับเมื่อทำการติดตั้งเครื่องตันแบบ พบร่วม ที่ระดับความเร็วในการเดินรถเกียร์ 1 ต่า แรงดูดลากเพิ่มมากขึ้นเป็น 26.78% ที่ระดับความเร็วในการเดินรถเกียร์ 2 ต่า มีแรงดูดลากเพิ่มมากขึ้นเป็น 26.50% และที่ระดับความเร็วในการเดินรถเกียร์ 3 ต่า แรงดูดลากเพิ่มมากขึ้นเป็น 25.12% ตามลำดับ การเพิ่มขึ้นของแรงดูดลากของรถแทรกเตอร์ตันกำลังที่ติดตั้งเครื่องตันแบบในทุกระดับความเร็วในการเคลื่อนที่มีความแตกต่างกันน้อยมาก เมื่อเบรียบเทียบเป็นเบอร์เข็นต์ โดยที่ที่ระดับความเร็วในการเดินรถเกียร์ 3 ต่า มีค่าน้อยที่สุด เพราะการเคลื่อนที่ที่เกียร์สูงกว่าทำให้มีความคล่องตัวในการเคลื่อนที่สูงกว่า จึงสามารถเข้าซ่านและเสียดทานในการเคลื่อนที่ได้มากกว่าซึ่งส่งผลให้แรงดูดลากที่เกิดขึ้นน้อยลง

ทั้งนี้ที่แรงดูดลากของรถแทรกเตอร์ที่ติดตั้งเครื่องตันแบบแล้วมีค่าแรงดูดลากสูงกว่าในรถแทรกเตอร์ที่ติดตั้งเฉพาะขอบหมุน ในทุกระดับความเร็วในการเดินรถ เพราะปัจจัยที่มีผลต่อการเปลี่ยนแปลงแรงดูดลากมี 2 ปัจจัยหลัก คือ หน้ากว้างในการทำงานของเครื่องจักรและหน้ากว้างของอุปกรณ์ที่ต่อพ่วง งานวิจัยนี้ไม่ได้มีการเพิ่มหน้ากว้างในการทำงานของอุปกรณ์ต่อพ่วง แต่เพิ่มอุปกรณ์เสริมไปวางบนขอบหมุน ดังนั้นจึงส่งผลให้อุปกรณ์ต่อพ่วงมีหน้ากว้างเพิ่มสูงขึ้นจึงเป็นปัจจัยที่ทำให้ค่าแรงดูดลากที่เกิดขึ้นกับตันกำลังสูงขึ้น

### 3.5.3. การทดสอบการทำงานของเครื่องตันแบบในแปลงทดสอบ

ในหัวข้อนี้เป็นส่วนของผลการทดลองที่เกิดขึ้นกับเครื่องตันแบบ เพื่อแสดงถึงความสามารถจดจังในการทำงาน ความสามารถในการรอยบุ้ยคอก ความสามารถจดจังในการทำงาน เชิงวัสดุ อัตราการสิ้นเปลืองน้ำมันเชื้อเพลิง และประสิทธิภาพในการทำงาน ดังข้อมูลที่แสดงในตารางที่ 3

ตารางที่ 3 แสดงผลการทดสอบเครื่องตันแบบในแปลง

#### ทดสอบ

รายการ	ความเร็วในการเคลื่อนที่ของรถแทรกเตอร์		
	เกียร์ 1 ต่า	เกียร์ 2 ต่า	เกียร์ 3 ต่า
พื้นที่ที่ทำการทดสอบ (ตารางเมตร)	600	600	600
ความกว้างของหัวแปลง (เมตร)	15	15	15
ความสามารถจดจังในการทำงาน(ไร่ต่อชั่วโมง)	0.86	0.91	1.28
ความสามารถในการรอยบุ้ยคอก(กิโลกรัมต่อไร่)	906.67	693.33	426.67
ความสามารถจดจังในการทำงานเชิงวัสดุ (กิโลกรัมต่อชั่วโมง)	779.74	630.93	546.14
อัตราการสิ้นเปลืองน้ำมันเชื้อเพลิง(ลิตรต่อไร่)	3.46	3.38	3.2
ประสิทธิภาพในการทำงาน(%)	56	58	80

#### 3.5.4. ผลการวิเคราะห์ทางเศรษฐศาสตร์

ในการวิเคราะห์ผลทางเศรษฐศาสตร์ประกอบไปด้วย 1. การกำหนดราคาขายต่อหน่วยของเครื่องตันแบบ 2. การหาพื้นที่ที่เหมาะสมในการทำงานของเครื่องตันแบบต่อปี และ 3. การหาระยะเวลาในการคืนทุนของเครื่องตันแบบโดยสามารถสรุปได้คือ เครื่องตันแบบราคา 19,800 บาท เกษตรกรจะสามารถได้ทุนคืนทั้งหมดในปีที่ 4 หากเกษตรกรนำไปใช้งานในพื้นที่ 8 ไร่ต่อปี

#### 4. สรุปผลการทดสอบ

จากการศึกษาข้อมูลเบื้องต้นที่เกี่ยวข้อง ทำให้ได้เครื่องโรยบุ้ยคอกต่อพ่วงขอบหมุนสำหรับการไถเตรียมดินในนาข้าว ที่มีส่วนประกอบหลักคือ โครงสร้างถังบรรจุน้ำมัน ใบกาดบุ้ย ที่สามารถใส่บุ้ยแล้วติดกับดินได้ในชั้นตอนเดียว รวมถึงกลไกการทำงานของเครื่องทำงานไม้ข้าวมากเกินไป โดยทำการทดสอบในกาดบุ้ยในชุด จำลอง พบร่วม ใบกาดบุ้ยชนิดรูปทรงตัวชีแบบ 6 ในกาด สามารถก้าวคนละ步ได้โดยไม่เกิดบัญหาติดขัดในระหว่างการทดลอง อีกทั้งสามารถก้าวคนละ步ที่มีปริมาณเท่ากันโดยใช้เวลาต่ำกว่าในกาดชนิดอื่น คือ รูปทรงตัวชี 26.39 s รูปทรงตัวแอล 28.10 s รูปทรงตัวซี 15.23 s จากการสร้างและทดสอบเครื่องตันแบบพบว่า

การประชุมวิชาการสมาคมวิศวกรรมเกษตรแห่งประเทศไทย ครั้งที่ 13  
4-5 เมษายน 2555 จังหวัดเชียงใหม่

เครื่องตันแบบมีการกระจายตัวของปุ๋ยคอกไม่สม่ำเสมอแต่ไม่เป็นผลเสียให้ต่อการเตรียมดิน เพราะขอบหมุนทำหน้าที่ในการติดปุ๋ยคอกกับดินให้ทั่วถึงกันได้ สำหรับแรงในการดูดลากเมื่อติดตั้งเครื่องตันแบบกับแทรกเตอร์ตันกำลัง พบว่า ที่ความเร็วในการเดินรถระดับเกียร์ 3 ต่า มีค่าต่าที่สุด คือ 25.12% เนื่องจากรถมีความคล่องตัวในการเคลื่อนที่จึงอาจชนะแรงเสียดทานได้ดีกว่าระดับเกียร์ 1 และ 2 และเมื่อนำเครื่องตันแบบบีปีกดสอนในแปลงที่ความเร็วในการเคลื่อนที่ของรถแทรกเตอร์ที่เกียร์ 1 ต่า 2 ต่า และ 3 พบว่า มีความสามารถจิริงในการทำงาน 0.86, 0.91 และ 1.28 ໄร์ต่อชั่วโมง ตามลำดับ ความสามารถในการไร้ปุ๋ยคอกที่ 906.67, 693.33 และ 426.67 กิโลกรัมต่อໄร์ ตามลำดับ ความสามารถจิริงในการทำงานเชิงวัสดุที่ 779.74, 630.93 และ 546.14 กิโลกรัมต่อชั่วโมง อัตราการสิ้นเปลืองน้ำมันเชื้อเพลิง 3.46, 3.38 และ 3.2 ลิตรต่อໄร์ ตามลำดับ และประสิทธิภาพในการทำงานที่ 56, 58 และ 80% ตามลำดับ เมื่อห่างค่าความหนาแน่นของดินภายหลังการบดอัดที่เกิดขึ้นจาก การทำงานของรถแทรกเตอร์ที่ต่อพ่วงเครื่องตันแบบเข้า กับขอบหมุนมีค่าเท่ากับ 0.472 ตันต่ออูกบาทกิเมตร ซึ่งน้อยกว่าที่เกิดขึ้นจากการแทรกเตอร์ที่ต่อพ่วงขอบหมุน เพื่อชั่งไม่ทำการต่อพ่วงเครื่องตันแบบ จำนวนเที่ยววิ่งในการเดินรถผ่านพื้นที่ทำงานก็จะเป็น 2 เที่ยว ถ้าทำการต่อพ่วงกับเครื่องตันแบบแล้วนั้นจำนวนเที่ยววิ่งในการเดินรถผ่านพื้นที่ทำงานที่ลดลงเป็น 1 เที่ยว ส่วนน้ำหนักที่เพิ่มขึ้นน้อยมากจึงไม่ส่งผลต่อความตันที่เกิดขึ้น เนื่องจากการบดอัดดินของล้ออย่าง แต่จำนวนของเที่ยววิ่ง ในการเดินรถผ่านพื้นที่ทำงานที่ลดลงหนึ่งเท่าจึงเป็นปัจจัยที่ส่งผลให้ความหนาแน่นของดินภายหลังการบดอัดที่เกิดขึ้นจากการทำงานของรถแทรกเตอร์ที่ต่อพ่วง เครื่องตันแบบเข้ากับขอบหมุนลดลง และเกษตรกรต้องใช้ เครื่องน้ำทำงานปีละอย่างน้อย 8 ໄร์ จึงจะคุ้มค่ากับการลงทุนโดยสามารถคืนทุนได้ภายในระยะเวลา ประมาณ 4 ปี

### 5. กิตติกรรมประกาศ

ผู้วิจัยขอขอบคุณ สำนักงานคณะกรรมการวิจัยแห่งชาติ ที่ให้ทุนสนับสนุนงานวิจัย

### 6. เอกสารอ้างอิง

#### 6.1. หนังสือ/ตำรา

- [1] จิราภรณ์ เมษประภายรัตน์. 2542. เครื่องจักรกลเกษตรเพื่อการเตรียมดิน. กรุงเทพฯ : คณะวิศวกรรมศาสตร์ สถาบันเทคโนโลยีพระจอมเกล้าเจ้าคุณทหารลาดกระบัง.
- [2] ทรงชัย มาลา. 2546. ปุ๋ยอินทรีย์และปุ๋ยชีวภาพ : เทคนิคการผลิตและการใช้ประโยชน์. กรุงเทพฯ : สำนักพิมพ์มหาวิทยาลัยเกษตรศาสตร์.
- [3] บันทึก จริโนภาส. 2545. สมบัติทางกายภาพของผลิตภัณฑ์เกษตร ภาค 1: ทฤษฎี. นครปฐม : ภาควิชาชีวกรรมเกษตร คณะวิศวกรรมศาสตร์ มหาวิทยาลัยเกษตรศาสตร์.
- [4] ปานมนัส ศรีสมบูรณ์. 2538. สมบัติทางกายภาพและวิศวกรรมของชีวัสดุ. กรุงเทพฯ : คณะวิศวกรรมศาสตร์ สถาบันเทคโนโลยีพระจอมเกล้าเจ้าคุณทหารลาดกระบัง.
- [5] พันทิศา อินทริชัย. 2535. เครื่องหุ่นแรงฟาร์มภาค 2. ปทุมธานี : ศูนย์ฝึกอบรมวิศวกรรมเกษตร.
- [6] สมชาย ปกรโนนดม. 2522. เครื่องจักรกลเกษตร : หลักการเบื้องต้น. ขอนแก่น : ห้างหุ้นส่วนจำกัด โรงพิมพ์รุ่งเกียรติ.
- 6.2. ปริญญาและนิพนธ์**
- [7] จักรกฤษช์ ตั้งรัตน์ไสakan และคณะ. 2544. การออกแบบระบบส่งกำลัง และช่วงล่างของเครื่องหัวน้ำปุ๋ยคอก. ปริญญาโท วิศวกรรมศาสตร์บัณฑิต : มหาวิทยาลัยธรรมศาสตร์ ศูนย์รังสิต.
- [8] ศรีพงศ์ ตั้งรัตน์ไสakan และคณะ. 2544. การออกแบบกระบวนการดูดโซล่าเลี้ยง และใบพัดของเครื่องหัวน้ำปุ๋ยคอก. ปริญญาโท วิศวกรรมศาสตร์บัณฑิต : มหาวิทยาลัยธรรมศาสตร์ ศูนย์รังสิต.
- 6.3. สื่อ-electronic**
- [9] กรมการค้าต่างประเทศ. 2554. การส่งออกข้าว. [www.dft.moc.go.th](http://www.dft.moc.go.th) . มี.ค. 23
- [10] มูลนิธิข้าวไทย ในพระบรมราชูปถัมภ์. 2554. รู้เรื่องข้าว. [www.thairice.org](http://www.thairice.org) . ก.พ. 4
- [11] สมาคมผู้ส่งออกข้าวไทย. 2554. ผลผลิตข้าว. [www.thairiceexporters.or.th](http://www.thairiceexporters.or.th) . มี.ค. 23
- [12] สำนักวิจัยและพัฒนาข้าว. 2553. การเพาะปลูกข้าว. [www.ricethailand.go.th/info\\_riceknowledge.htm](http://www.ricethailand.go.th/info_riceknowledge.htm) . ธ.ค. 25

**การศึกษาเครื่องโรยปุ๋ยคอกต่อพ่วงจอบหมุนสำหรับการไถเตรียมดินในนาข้าว**  
**Study of Manure Fertilizer Applicator Equipped**  
**with Rotary Tiller for Paddy Field Tillage**

ชื่อผู้แต่ง ก'งษ์สาภันธ์ โภคธรรม คร.สามารด บุญอุอาจ<sup>2</sup>

<sup>1</sup> สำนักวิชาชีวกรรมเกษตร / สาขาวิชาชีวกรรมศรีออก, มหาวิทยาลัยเทคโนโลยีสุรนารี, 111 ถนนมหาวิทยาลัย ส.สุรนารี อ.เมือง จ.นครราชสีมา 30000

<sup>2</sup> สำนักวิชาชีวกรรมเกษตร / สาขาวิชาชีวกรรมเกษตร, มหาวิทยาลัยเทคโนโลยีสุรนารี, 111 ถนนมหาวิทยาลัย ส.สุรนารี อ.เมือง จ.นครราชสีมา 30000

kk\_changnoi@yahoo.com

#### บทคัดย่อ

งานวิจัยนี้เป็นการดำเนินการออกแบบ สร้างและพัฒนาเครื่องโรยปุ๋ยคอกให้สามารถทำงานพร้อมกับจอบหมุนเพื่อใช้เตรียมดินในนาข้าว มีวัตถุประสงค์เพื่อลดการบดด้วยคลื่นจำนวนครั้งของการวิ่งผ่านหน้าดินให้น้อยลง ปุ๋ยคอกที่ใช้ทดลองมีความชื้น 15% ตัวแปรในการทดลองคือ จำนวนใบกว่าด้วย (4, 6 และ 8 ใน) และรูปร่างของใบกว่า (รูปทรงตัวตรง รูปทรงตัวแอล รูปทรงตัวซี) การทดลองแบ่งออกเป็น 2 ขั้นตอน คือ การทดสอบแบบจำลองเครื่องโรยปุ๋ยคอกเพื่อหาจำนวนใบกว่า และความเหมาะสม และ การทดสอบเครื่องต้นแบบ เพื่อหา ความสามารถในการทำงาน, อัตราการโรยปุ๋ยคอก และอัตราการสิ้นเปลืองเชื้อเพลิง ในการทำงานของเครื่อง

ผลการทดสอบแบบจำลองพบว่า ปุ๋ยคอกสามารถเคลื่อนที่ได้ที่ใบกว่าแบบ 6 ใน ชนิดรูปทรงตัวซี ส่วนผลการทดสอบเครื่องต้นแบบพบว่า ที่ความเร็วในการเคลื่อนที่ของรถแทรคเตอร์ที่เกียร์ 1,2 และ 3 ต่ำ มีความสามารถในการทำงาน 0.66, 0.62 และ 0.52 ไร่ต่อชั่วโมง ตามลำดับ อัตราการโรยปุ๋ยคอกที่ 622, 534 และ 487 กิโลกรัมต่อไร อัตราการสิ้นเปลืองน้ำมันเชื้อเพลิง 3.46, 3.36 และ 3.2 ลิตรต่อไร่ ตามลำดับ

**คำสำคัญ :** เครื่องโรยปุ๋ยคอก จอบหมุน การเตรียมดินในนาข้าว

#### Abstract

This research is the design, build and develop of a prototype of manure applicator with rotary and regulator to use on soil preparation of paddy field. The main objective is to reduce the number of passes on the field in order to prevent soil compaction. In this study manure at 15% moistures were used. Parameter in this study were number of plates (4, 6 and 8) and plate shape (straight, C-shaped and L-shaped). The study was divided into two steps. Firstly, a model was built which holds a regulator and tests it for properly number of plates and plate shape. Secondly, to tests the prototype for field capacity, rate of fertilizer spread and fuel consumption.

The results from the model test shown that the C-shaped and 6 plate regulator is the best type and the results from the field test shown that the field capacity were 0.66, 0.62 and 0.52 rai per hour at tractor speed 1, 2 and 3 -low respectively. While, the tractor could spread 622, 534 and 487 kilograms of fertilizer per rai. The fuel consumption were 3.46, 3.36 and 3.20 litres per rai respectively.

**Keywords:** manure applicator, Rotary, Paddy Field Tillage

#### บทนำ

ข้าวเป็นพืชเศรษฐกิจที่สำคัญของประเทศไทย ในปี พ.ศ. 2553 ประเทศไทยสามารถผลิตข้าวเปลือกงานปีได้ 22,177 ล้านตัน ข้าวเปลือกงานรังได้ 8,863 ล้านตัน มีการส่องออกข้าวสาร 3,992 ล้านตัน ซึ่งปีจุบันที่โลกมีวิมานความต้องการข้าวเพื่อการบริโภค ประมาณ 417.7 ล้านตันต่อปี ถือเป็นปริมาณที่สูงมาก เมื่อเทียบกับสินค้าเกษตรชนิดอื่นๆ หากประเทศไทยสามารถเพิ่มปริมาณการส่งออกข้าวได้มากขึ้น ด้วยการที่สามารถเพิ่มผลผลิตต่อไร่ และการเพิ่มคุณภาพของผลผลิตต่อไร่โดยที่ยังคงมีพื้นที่การผลิตเท่าเดิม จะส่งผลให้ข้าวเป็นสินค้าเกษตรที่ช่วยเพิ่มเงินรายได้ให้กับประเทศไทยสูงขึ้นจากเดิม โดยปกติแล้วในกระบวนการการผลิตข้าว ที่

นอกจากเกษตรกรต้องคำนึงถึง พันธุ์ข้าวที่จะนำมาปลูก การดูแลรักษา และการเก็บเกี่ยวแล้ว การเตรียมดินเพื่อการเกษตรปลูกข้าว ก็มีความสำคัญมากเช่นกัน [10], [12], [13]

เนื่องจากในปัจจุบัน เครื่องจักรกลทางการเกษตรได้เข้ามามีบทบาทในการทำเกษตรกรรมของเกษตรกรไทยอย่างแพร่หลาย กว่าในอดีตมาก อิ่งในช่วงไม่กี่ปีที่ผ่านมาการใช้รถแทรกเตอร์สืบสานมาต่อมาช่วยในการเตรียมดินสำหรับการทำในเขตพื้นที่ ชลประทานได้รับความนิยมมากขึ้นเรื่อยๆ เพราะมีส่วนช่วยลดระยะเวลาในการทำงาน ลดความเหนื่อยยากให้กับเกษตรกรเป็นอย่างยิ่ง ทำให้เกษตรกรรมสามารถเตรียมดินได้ทันต่อความต้องการในฤดูกาลเฉพาะปลูก และที่สำคัญ คือ สามารถลดแทนแรงงานในภาค การเกษตรที่ส่วนหนึ่งได้ย้ายเข้าสู่ภาคอุตสาหกรรมและบริการ

ขอบหนุ่น เป็นอุปกรณ์เตรียมดินรถแทรกเตอร์ที่ใช้เตรียมดินขั้นที่สอง ที่ได้รับความนิยมมากทั้งในและต่างประเทศ เพาะปลูกสามารถเตรียมดินได้ดี รวดเร็ว ไม่ต้องมีเครื่องมืออื่นที่เกี่ยวกับการเตรียมดินมาทำงานอีกต่อไป และคุณสมบัติอีกอย่างหนึ่งที่เด่นและสำคัญ คือ ช่วยลดการติดหล่มของรถแทรกเตอร์ เมื่อเปรียบเทียบกับการใช้ห้าด เพาะปลูกไม่ต้องอาศัยแรงอุดคลอก แต่สามารถขับตรงจากเพลาก่อนว่ายกกำลังของรถแทรกเตอร์ หมุนเข้าไปเมื่อที่ยึดติดกับแกนหมุนให้ลับดินเบื้องข้างได้แทบจะง่ายเป็นก้อนเด็กๆ และหมุนคลุกเคล้าเศษหญ้า ฟาง ให้ผสมเข้ากับดิน [1], [5], [6]

เกษตรกรส่วนใหญ่(ชาวนา)จะมีการเลี้ยงสัตว์จำพวก โค กระบือ เป็นอาชีพเสริมอยู่แล้ว และผลผลิตได้อย่างหนึ่งจากการเลี้ยงโค กระบือ ก็คือ มูลโค มูลกระหน่อง โดยที่ต้องนำไปจัดเรียงกาว ปุยคอก(ปุยคอก คือ ปุยที่ได้จากมูลและลีชชับ(เยื่อหุ้นสัตว์))โดยที่ปุยคอกจัดเป็นปุยอินทรีย์นิคหนึ่งที่มีธาตุอาหารที่เป็นประโยชน์และมีคุณสมบัติในการปรับสภาพดิน ช่วยปรับปรุงดินให้โปร่ง ร่วนชุบ ทำให้ง่ายต่อการเตรียมดิน การตั้งตัวของต้นกล้าที่เริ่มขึ้น ทำให้มีโอกาสลดได้มาก ในนาข้าวที่เป็นดินทราย เช่น ดินในภาคอีสาน การใช้ปุยคอกจะช่วยให้การดำเนินงานขั้น ข้าวตั้งตัวได้ดี และเจริญเติบโตง่ายในดินทราย ทั้งนี้เนื่องจากดินทรายมีอินทรีย์ต่ำๆ มาก การใส่ปุยคอกลงไปจะมีส่วนช่วยให้ดินทรายสามารถอุ่มน้ำและปุยได้ดีมากขึ้น การปักต่อกล้าทำได้ง่ายขึ้น เพราะหลังจากการทำที่อุบลฯ ดินจะไม่อัดแน่น ปกติชาวนาจะนิยมน้ำปุยคอกไปใส่แปลงนาในช่วงฤดูแล้ง โดยการใช้แรงงานคนในการขยับปุยคอกไถรอบบรรทุก ในใบแปลงนาแล้วใช้แรงงานคนในการกระจายปุยคอกลงในแปลงนาอีกครั้ง เหตุผลที่เกษตรกรนิยมใส่ปุยคอกในฤดูแล้ง เพราะว่าเป็นช่วงที่ต้องน้ำในแปลงนาแห้งซึ่งบิน รถบรรทุกสามารถถอดไปไว้ได้ เมื่อขาดน้ำจะกระจายปุยคอกลงในแปลงนาเป็นกองๆ ทั่ง ไวนารมณ์ 1 ถึง 2 อาทิตย์ จึงจะทำการไถกลบ และการที่ไม่ไถกลบทันทีจะมีผลโดยตรงกับคุณภาพของปุยคอก คือ ทำให้ธาตุอาหารที่มีอยู่ในปุยคอกที่มีอยู่น้อยหายไป ลดลง ทำให้การขยายตัวไม่สามารถได้ จำกข้อมูลจะพบว่า เกษตรกรจะต้องเสื่อมเปลืองค่าใช้จ่ายหลักครั้งในส่วนของแรงงานและยานพาหนะที่ใช้ในการขยับปุยคอก และอีกประการที่สำคัญ คือ การนำยานพาหนะที่มีน้ำหนักมากลงไถเรียบในแปลงนา มีผลต่อการอัดตัวของหน้าดิน ซึ่งก่อให้เกิดผลเสียโดยตรงกับเกษตรกรในการเตรียมดินในฤดูกาลเฉพาะปลูกครั้งต่อไปที่จะทำได้ยากขึ้น เพราะการอัดแน่นของหน้าดิน และจากสภาพดินที่ร่วน ฟ้า อากาศ ในปัจจุบันที่มีการเปลี่ยนแปลงตลอดเวลาส่งผลให้มีฤดูกาลที่ไม่ชัดเจน จึงทำให้การขยับปุยคอกในปริมาณมากๆ ลงไปในแปลงนาของเกษตรกรทำได้ยากมากขึ้น เพราะดินในแปลงนาอาจไม่แห้งสนิท [2], [11]

และการศึกษาการออกแบบระบบ ชุดโซ่ล่ามเลี้ยง และใบพัดของเครื่องหัวว่านปุยคอกชนิดแยกบล็อกสมมูลไก่แบบพ่วงรถแทรกเตอร์ 4 สล้อขนาด 75 แรงม้า ได้ออกแบบโครงสร้างของระบบไส่ปุยขนาด  $144 \times 300 \times 144$  เซนติเมตร โดยมีความกว้างของระบบ 50 องศาซึ่งเป็นความลาดชันที่หัวปุยเคลื่อนที่ลงระบบสำหรับการขับเคลื่อน สามารถบรรจุปุยได้ 6 ลูกบาศก์เมตร ระบบสำหรับการขับเคลื่อนปุย เป็นแบบโซ่ล่ามเลี้ยง 1 คู่ (2 เส้น) ขนาดโซ่ 8 มม ยาว 4.5 ชม กว้าง 3 ชม โดยโซ่ 2 เส้นวางห่างกัน 70 ชม และมีเหล็กห่วงสีเหลี่ยมตันยึดติดกับข้อโซ่ เป็นช่วงห่างกัน 25 ชม หมุนสำหรับการขับเคลื่อนที่ไบบล็อกไบเพลท ระบบไส่ปุยไบเพลทหัวว่านปุย ซึ่งงานที่มีค่าการกระจายสูงสุดจะเป็นแบบงานขนาดเด็นที่ต่ำสุด 41 ชม และมีใบพัดแบบครึ่งวงขนาด  $0.3 \times 15 \times 5$  ชม จำนวน 4 ใบ ว่างห่างกัน 90 องศา ซึ่งมีแนวโน้มการหัวว่านปุยได้ช่วงกว้างมากและมีความส่วนรวมของปุยที่ติดกัน การขับใบพัดจะต่อเพลาจากเพลาอ่อนนุ่มสำหรับการขับเคลื่อน โดยใช้ชุดโซ่ล่ามและสายพาน ซึ่งมีอัตราทดไบบล็อกไบเพลท 1:4.5 ทำให้ใบพัดมีความเร็วในการหัวว่านคงที่โดยที่ใบพัดที่ความเร็วรอบ 933 รอบต่อนาที จะให้ช่วงกว้างของการหัวว่านมากที่สุด และอัตราการป้อนปุยของโซ่ล่ามเลี้ยงมีผลต่อความหนาแน่นของปุยและลักษณะการกระจายของปุย ซึ่งเป็นส่วนที่ควรจะสามารถปรับเปลี่ยนได้ตามต้องการเพื่อให้เหมาะสมต่อพื้นที่[7], [8], [9]

ผู้วิจัยมองเห็นถึงปัญหาที่เกิดขึ้นกับเกษตรกร จึงได้ทำการศึกษาออกแบบและพัฒนาเครื่องโรยปุยคอกต่อพ่วงจอบหมุนสำหรับการไถเตรียมดินในนาข้าวขั้น เพื่อที่จะช่วยลดภาระของเกษตรกรและช่วยให้เกษตรกรสามารถทำการผสมปุยคอกกับดินในแปลงนาไปได้ในครั้งเดียวกับโดยทันทีด้วยการทำงานของจอบหมุน ซึ่งถือเป็นการทำงานที่รวมทั้งสองขั้นตอนมาไว้ในการทำงานเพียงครั้งเดียว ทั้งนี้เพื่อช่วยลดปัญหาการอัดตัวของหน้าดิน ลดต้นทุนในการผลิต ลดแรงงานในการการเกษตร โดยที่การออกแบบเครื่องโรยปุยคอกนี้จะอាចต้านทานสำหรับการขับเคลื่อนตัวขับปุยคอกจากเพลาของจอบหมุน โดยเน้นความสำคัญของการออกแบบไปที่ง่ายต่อการใช้งานและการซ่อมบำรุงของเกษตรกร อีกทั้งจะช่วยลดเวลาในการทำงานที่ต้องจับจ้องหมุนที่เกษตรกรมีใช้อยู่แล้ว(มีวางแผนที่ไว้สำหรับการซ่อมบำรุง)

### วัสดุประสรุค

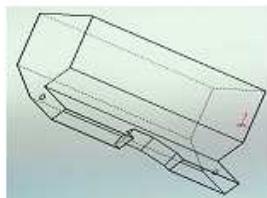
- เพื่อทดสอบการขาดแคลนแรงงานในการการเกษตร
- เพื่อศึกษาการออกแบบและพัฒนาเครื่องโรยปุ่ยคอกสำหรับการเตรียมดินปลูกข้าว โดยให้รถแทรกเตอร์ส่งกำลังผ่านเพลาอันนวย กำลังให้กับขอบหมุน แล้วส่งต่อกำลังให้กับเครื่องโรยปุ่ยคอก
- เพื่อเป็นต้นแบบสำหรับให้เกษตรกรนำไปใช้ประโยชน์ได้ดี

### อุปกรณ์และวิธีการ

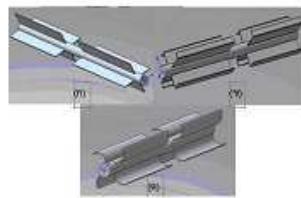
สำหรับงานวิจัยในครั้งนี้ ผู้วิจัยได้แบ่งออกเป็น 5 ส่วน หลักดังนี้

1. การศึกษาข้อมูลเบื้องต้น ของวิธีการเตรียมดินปลูกข้าว หรือจักรและอุปกรณ์ต่อตัวที่ใช้ในการเตรียมดิน และปุ่ยคอก ปุ่ยคอกที่นำมายาเป็นปุ่ยขี้วัวที่ได้จากเกษตรกรในอาเภอพนมย จังหวัดครรภารสima โดยทำการแบ่งปุ่ยขี้วัวออกเป็นสี่ส่วน ส่วนที่หนึ่งนำไปทำการทดลองหาต่าความชื้น ส่วนที่สองนำไปทดลองหาสัมประสิทธิ์ความสึดทานกับภายนที่จะทำด้วยรถจักรปุ่ยคอก ส่วนที่สามนำไปทดลองหาขนาดและรูปร่างของปุ่ยคอกด้วยตะแกรงคัดขนาด และส่วนที่สี่นำไปทดลองกับแบบจำลองของเครื่องฯ เพื่อหาจำนวนและชนิดของใบการปุ่ยคอกที่เหมาะสม [3], [4]

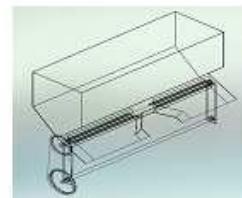
2. การออกแบบ งานวิจัยในครั้งนี้ทำการออกแบบภายใต้แนวคิดที่ต้องการลดภาระให้กับเกษตรกร ดังนี้จึงต้องเป็นขั้นตอน ที่สำคัญในแม่ของการทำงานและซ่อมบำรุง การต่อตัวที่ไม่บุกยากซับซ้อน จากข้อมูลเบื้องต้นของรถแทรกเตอร์คูโน้ต้า รุ่น L4508 ขนาด 46 แรงม้า ที่ปลายแขนยกของรถแทรกเตอร์สามารถยกหนักได้สูงสุด 1,300 กิโลกรัม ขอบหมุนรุ่น RX180F ขนาด 1,930\*850\*1,060 มิลลิเมตร น้ำหนัก 345 กิโลกรัม ความกว้างของงานที่ทำได้ 1,750 มิลลิเมตร ความเร็วรอบ 232 รอบต่อนาที บริเวณปุ่ยคอกที่ต้องการ 600 กิโลกรัมต่อวินาที โดยการออกแบบแบ่งออกเป็นสามส่วน คือ ส่วนของด้วยรถจักรปุ่ยคอก ส่วนของใบการปุ่ยคอก และส่วนของระบบส่งกำลัง ซึ่งผู้วิจัยได้ทำการออกแบบได้ดังแสดงในภาพที่ 1, 2 และ 3 ตามลำดับ



ภาพที่ 1 แสดงแบบของล้อบรรจุปุ่ยคอก



ภาพที่ 2 แสดงแบบใบการปุ่ยคอกนิค (ก) รุ่นทั่วไป (ข)รุ่นทั่วแอล (ค)รุ่นทั่วชีว



ภาพที่ 3 แสดงระบบส่งกำลังของเครื่องฯ

3. การวิเคราะห์โครงสร้าง ของแบบเครื่องโรยปุ่ยคอกต่อตัวของขอบหมุนสำหรับการไถเตรียมดินในนาข้าว ด้วยโปรแกรม COSMOSXpress เพื่อเป็นข้อมูลในการปรับแก้สำหรับการสร้างเครื่องต้นแบบต่อไป วัสดุที่ใช้เป็นเหล็กกล้าคาร์บอน ที่กำหนดให้แรงที่ม้ากระทำกับโครงสร้างเป็นแบบคงที่ เพราะในสภาพการณ์ทำงานจริงแรงที่ม้ากระทำมีการเปลี่ยนแปลงอยู่มาก ส่วนการกำหนดขนาดของ Element ในการคำนวณครั้งนี้เป็นการกำหนดคงเดองโดยอัตโนมัติของโปรแกรมที่ใช้

4. สร้างและทดสอบแบบจำลองของเครื่องโรยปุ่ยคอกต่อตัวของขอบหมุนสำหรับการไถเตรียมดินในนาข้าว ด้วยอัตราส่วนขั้นงานจริงต่อแบบจำลอง 1:3 ทั้งนี้เนื่องจากความต้องการที่ต้องการทดสอบโดยการติดตั้งส่วนประกอบทั้งสามส่วนเรียบร้อยแล้ว โดยที่ในส่วนที่หนึ่งเลือกเอาไว้เป็นแบบปุ่ยคอกนิครุ่นทั่วตรง จำนวน 4 ในคราว มาทำการทดลอง โดยติดเครื่องเพื่อปรับตั้งความเร็วรอบไปที่ 232 รอบต่อนาที ได้ปุ่ยคอกที่เตรียม ให้ลงในถังบรรจุปุ่ยคอก ดึงตัวเปิดปุ่ยคอกออกจับเวลาที่ปุ่ยคอกเริ่มเคลื่อนที่ออกจากถังบรรจุปุ่ยคอก จนปุ่ยคอกหมดถัง พร้อมทั้งสังเกตการณ์เคลื่อนตัวของปุ่ยคอก ทำการทดลองซ้ำ 3 ชั้้า และจึงเปลี่ยนใบการปุ่ยคอกเป็นจำนวน 6 ในคราว และ 8 ในคราว ตามลำดับ เพื่อหาจำนวนของใบการปุ่ยคอกที่สามารถทำงานได้ที่สุด จากนั้นจึงเปลี่ยนไปทดลองกับใบการปุ่ยคอกนิครุ่นทั่วแอล และรุ่นทั่วชีว ตามลำดับ

5. สร้างและทดสอบเครื่องโรยปุ่ยคอกต่อตัวของขอบหมุนสำหรับการไถเตรียมดินในนาข้าว หลังจากสร้างเครื่องฯ แล้วเสร็จ จึงได้ดำเนินการทดสอบการใช้งานของเครื่องฯ โดยแบ่งการทดสอบออกเป็น 3 ช่วง คือ 5.1 ทดสอบการกระจายตัวของปุ่ยคอกโดยการให้รถสกุปร่องบนแปลงทดสอบ โดยทำการแบ่งพื้นที่ออกเป็นพื้นที่เล็กๆ ขนาดเท่ากัน จากนั้นเดินเครื่องที่ความเร็ว 3 ระดับ ทั้ง

แปลงทดสอบเพื่อบันทึกผลการกระจายด้วย 5.2 ทดสอบการทำงานของเครื่องฯ ในขณะที่บรรจุปุ๋ยคอกโดยการเดินเครื่องที่ความเร็ว 3 ระดับ คือ เกียร์ 1 Low เกียร์ 2 Low และเกียร์ 3 Low โดยทำการทดลองจะระดับละ 3 ชั้้น ในแปลงทดลอง จับเวลาเพื่อบันทึกปริมาณปุ๋ยคอกที่เครื่องสามารถจ่ายได้ต่อพื้นที่ และบันทึกอัตราการสิ้นเปลืองน้ำมันของรถแทรกเตอร์จากสภาพการทำงานในแปลงทดสอบ 5.3 ทดสอบความสามารถในการอุดลักษณะรถแทรกเตอร์ทั้งก่อนและหลังการติดตั้งเครื่องโรบปุ๋ยคอก



ภาพที่ 4 แสดงการทำงานภายในชุดจ่ายของเครื่องฯ



ภาพที่ 5 แสดงการทดลองในแปลงเกษตร



ภาพที่ 6 แสดงการทดลองในแปลงเชิงภาคสนาม

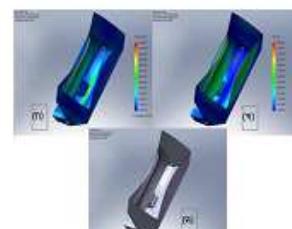
#### ผลการวิจัย

##### 1) ลักษณะทางกายภาพของปุ๋ยคอก

จากการนำปุ๋ยคอก 100 กรัม ที่ความชื้น 15% มาทดลองร่อนในตะแกรงเพื่อหาลักษณะทางกายภาพและขนาดของปุ๋ยคอกนั้น พบว่า ปุ๋ยคอกจะมีลักษณะโดยทั่วไปเป็นเส้นเล็ก สั้น คล้ายเดินไข่ของหอย และเป็นผืนๆ ดังแสดงในภาพที่ 7 ส่วนขนาดของปุ๋ยคอกจะสามารถแยกออกได้เป็น 6 ขนาด ดังแสดงในตารางที่ 1 ซึ่งพบว่า 70% ของปุ๋ยคอกสามารถผ่านตะแกรงขนาด 10 mesh ได้ ส่วน 30% ของปุ๋ยคอกที่ไม่สามารถผ่านตะแกรง 10 mesh ได้ เพราะเป็นปุ๋ยคอกที่บางคายีการจับตัวกันเป็นก้อนอยู่นั่นเอง และจาก การทดสอบสัมประสิทธิ์ความเสียดทานของปุ๋ยคอกกับสัดที่ทำด้วยบรรจุปุ๋ยคอก พบว่า ตำแหน่งแรกของการเคลื่อนที่ของปุ๋ยคอกเริ่ม เมื่อผ่านวัสดุอุบัติที่มุมที่ 20° กับพื้นราบและสามารถเคลื่อนที่ได้จนปุ๋ยคอกไหลลงจนหมดเมื่อผ่านวัสดุอุบัติที่ 40° กับพื้นราบ



ภาพที่ 7 แสดงลักษณะของปุ๋ยคอก

ภาพที่ 8 แสดงผลการวิเคราะห์โครงสร้างของด้าม  
บรรจุด้วยโปรแกรม COSMOSXpress

ตารางที่ 1 : ปุ๋ยคอก 100 กรัม ที่ถูกคัดแยกขนาดด้วยตะแกรงร่อน

น้ำหนักปุ๋ยคอก (g)	ขนาดของตะแกรง (Mesh)					
	No.10	No.18	No.35	No.60	No.140	<No.140
	30	17	20	12	8	13

##### 2) การวิเคราะห์โครงสร้าง

จากการวิเคราะห์โครงสร้างของด้ามบรรจุปุ๋ยคอกด้วยโปรแกรม COSMOSXpress พบว่า โปรแกรมได้ทำการแบ่งชิ้นงานออกเป็น Element ขนาด 26.17 มิลลิเมตร จำนวน 52,344 element รวมเป็น 105,616 node โดยตำแหน่งที่มีการเสียรูปของด้ามบรรจุปุ๋ยคอกจะเกิดขึ้นที่บริเวณช่วงกลางของปากดังที่แสดงข้าง และป่วยในความมากที่สุด เพราะเป็นตำแหน่งที่มีความแข็งแรงน้อย

และพบว่า ความเกินสูงสุดจะเกิดขึ้นที่บริเวณก้นถังบรรจุปุ๋ยคอก เพราะเป็นตำแหน่งที่ต้องรับแรงกระทำจากปุ๋ยคอกสูงสุด ดังภาพที่ 8 ดังนั้นผู้วิจัยจึงได้เพิ่มความแข็งแรงของถังบรรจุปุ๋ยคอกด้วยการด้วยการม้วนปลายที่ขอบปากถังบรรจุปุ๋ย

### 3) การทดสอบแบบจำลองเครื่องฯ

จากการทดสอบเพื่อหาความสามารถในการทำงานของในภาชนะในภาคปุ๋ยคอกในชุดจำลองเครื่องโรยปุ๋ยคอก โดยให้ภาคปุ๋ยคอก 6 กิโลกรัม ที่ความเร็ว 232 รอบต่อนาที ได้ผลการทดลองดังตารางที่ 2

ตารางที่ 2 : ความสามารถในการภาชนะปุ๋ยของในภาชนะดูรูปทรงตัวตรง

จำนวนของใบภาค ปุ๋ย(ใบ)	ความสามารถในการภาชนะปุ๋ย (s)			
	การทดลองครั้งที่			
	1	2	3	เฉลี่ย
4	25.49	19.99	24.33	23.27
6	28.73	23.67	25.09	25.83
8	28.39	26.27	25.01	26.56

จากตารางที่ 2 พบว่า ในภาคปุ๋ยชนิดรูปทรงตัวตรง จำนวน 4 ในภาค ใช้เวลาในการภาชนะปุ๋ยน้อยที่สุด ตามมาด้วย 6 ในภาค และ 8 ในภาค ตามลำดับ แต่ในระหว่างการทำงานของในภาคทั้ง 3 แบบ จะพบปัญหาในการทำงานคือ ในในภาคแบบ 8 ในภาค จะเกิดการติดและถักของปุ๋ยคอกอยู่ระหว่างในภาคแต่ละใบ เพราะปุ๋ยคอกบางส่วนยังคงเป็นก้อน และมีขนาดแตกต่าง กัน จึงเกิดปัญหาการหมุนหรืองในภาคปุ๋ย ส่วนในในภาคปุ๋ยแบบ 4 ในภาค ปุ๋ยคอกสามารถเคลื่อนตัวได้มากซึ่งหากต้องน้ำไปใช้ ในเครื่องตันแบบจะทำให้ต้องปรับอัตราทดรอบของในภาคปุ๋ยคอกให้เข้าลงเพื่อให้สามารถจ่ายปุ๋ยลงในพื้นที่ได้ตามกำหนด แต่แบบ 6 ในภาค พบว่า สามารถทำงานได้คล่องตัวดี

จากการทดลองในข้างต้นเมื่อพิจารณาถึงบริมาณปุ๋ยคอกที่ต้องจ่ายต่อพื้นที่ พบร่วมกับภาคปุ๋ยแบบ 6 ในภาค มีความเหมาะสมกับการทำงาน ดังนั้นจึงเลือกพิจารณาเฉพาะในภาคปุ๋ยแบบ 6 ในภาค ทั้ง 3 ชนิด คือ รูปทรงตัวตรง รูปทรงตัวแอล และ รูปทรงตัวซี

ตารางที่ 3 : ความสามารถในการภาชนะปุ๋ยของในภาคแบบ 6 ใน ชนิดต่างๆ

รูปทรงในภาคปุ๋ยชนิด 6 ในภาค	ความสามารถในการภาชนะปุ๋ย (s)			
	การทดลองครั้งที่			
	1	2	3	เฉลี่ย
ตัวตรง	28.73	23.67	25.09	25.83
ตัวแอล	28.82	27.38	26.73	27.64
ตัวซี	13.87	13.49	16.66	14.67

จากการทดลองในภาคปุ๋ยทั้ง 3 ชนิด พบว่า ความสามารถของในภาคปุ๋ยชนิดรูปทรงตัวซี ใช้เวลาน้อยที่สุดในการภาชนะ ตามมาด้วย รูปทรงตัวตรง และรูปทรงตัวแอล ตามลำดับ ที่เป็นเช่นนี้เพราะในภาคชนิดรูปทรงตัวซี มีความโน้มตัวลงกลางไปทำให้ สามารถเก็บปุ๋ยในทุกจังหวะของการภาชนะได้มากกว่าชนิดรูปทรงตัวตรงและรูปทรงตัวแอล

### 4) การทดสอบการทำงานของเครื่องโรยปุ๋ยคอกฯ

การทดสอบสมรรถนะการทำงานของเครื่องโรยปุ๋ยคอกต่อพ่วงขอบหมุนสำหรับการไถเตรียมดินในนาข้าว ได้ดำเนินการ ทดสอบที่ความเร็วในการเคลื่อนที่ของรถแทรคเตอร์ 3 ระดับ คือ ที่เกียร์ 1, 2 และ 3 ตามลำดับ ซึ่งได้ผลการทดลองดังใน ตารางที่ 4

ตารางที่ 4 : ผลการทดสอบสมรรถนะเครื่องโรยปุ่ยคอกฯ ที่ความเร็วในการเคลื่อนที่ของรถแทรกเตอร์ 3 ระดับ

รายการ	ความเร็วในการเคลื่อนที่ของรถแทรกเตอร์		
	เกียร์ 1 ต่ำ	เกียร์ 2 ต่ำ	เกียร์ 3 ต่ำ
พื้นที่ที่ทำการทดสอบ (ตารางเมตร)	600	600	600
ความกว้างของหัวแปลง (เมตร)	15	15	15
ความสามารถในการทำงาน (ไรต่อชั่วโมง)	0.66	0.62	0.52
ความสามารถในการโรยปุ่ยคอก (กิโลกรัมต่อไร่)	622	534	487
อัตราการสิ้นเปลืองน้ำมันเชื้อเพลิง (ลิตรต่อไร่)	3.46	3.36	3.2
ประสิทธิภาพในการทำงาน (%)	83	76	52

ผลการทดสอบในตารางที่ 4 แสดงให้เห็นว่า เมื่อความเร็วในการเคลื่อนที่เพิ่มขึ้น ความสามารถในการทำงานของเครื่องโรยปุ่ยคอกต่อพ่วงจะบดบุนสำหรับการไถเตรียมดินในนาข้าวจะลดลง ความเร็วในการเคลื่อนที่ของรถแทรกเตอร์ที่เกียร์ 1, 2 และ 3 ต่ำ มีความสามารถในการทำงานที่ 0.66, 0.62 และ 0.52 ไรต่อชั่วโมง ความสามารถในการโรยปุ่ยคอกที่ 622, 534 และ 487 กิโลกรัมต่อไร่ อัตราการสิ้นเปลืองน้ำมันเชื้อเพลิงจะลดลงเมื่อเพิ่มความเร็วในการเคลื่อนที่ ทั้งนี้เพราะว่าการที่รถแทรกเตอร์มีความเร็วเพิ่มมากขึ้นจะมีผลโดยตรงต่อการที่ต้องใช้เวลาในการทำงานลดน้อยลง ดังนั้น จึงทำให้อัตราการสิ้นเปลืองน้ำมันเชื้อเพลิงของรถแทรกเตอร์ลดน้อยลงตามไปด้วย ประสิทธิภาพในการทำงานไม่มีความแตกต่างกันเมื่อความเร็วในการเคลื่อนที่เพิ่มขึ้นสำหรับเกียร์ 1 และ 2 แต่ในเกียร์ 3 มีความแตกต่าง

#### อภิปรายผล

จากการศึกษาลักษณะทางกายภาพของปุ่ยคอกด้วยตะแกรงแยกขนาด พบว่า ปุ่ยคอกมีลักษณะเป็นเส้นเล็ก สันๆ คล้ายเส้นไขขงอยู่ โดยที่ขนาดเล็กสุดสามารถรองรับผ่านตะแกรงแยก No. 10 ได้ ขนาดโตสุดคือไม่สามารถผ่านตะแกรงแยก No.140 ได้ การออกแบบ และพัฒนาเครื่องโรยปุ่ยคอกต่อพ่วงจะบดบุนสำหรับการไถเตรียมดินในนาข้าว นั้นโดยเครื่องที่มีค่านประกอบหลักคือ โครงสร้างที่แข็งแรง ใบคาดปุ่ย และใช้รถแทรกเตอร์ขนาด 46 แรงม้าเป็นต้นกำลัง สามารถไถปุ่ยแล้วติดผสมกับดินได้ในทันท่วงที กลไกการทำงานของเครื่องที่ต้องทำงานในชั้นข้อมากเกินไป โดยการทดสอบในชุดขั้ล่อง พบว่า ในภาคปุ่ยระดับ 6 ใน ชนิดตัวซี มีความสามารถในการภาตปุ่ยคอกที่เหมาะสมกับการทำการไถเตรียมดินในชุดขัล่องเครื่องโรยปุ่ยคอกมากที่สุด คือสามารถภาตปุ่ยคอกได้โดยไม่เกิดปัญหาติดขัดได้ในระหว่างการทดสอบ อีกทั้งสามารถภาตปุ่ยได้ปริมาณมากกว่าในภาคชนิดรูปทรงตัวตรง และรูปทรงตัวแอล ดังผลการทดสอบ(รูปทรงตัวตรง รูปทรงตัวแอล รูปทรงตัวซี) 25.83s, 27.64s, 14.67s ตามลำดับ และจากการทดสอบเครื่องโรยปุ่ยคอก ต่อพ่วงจะบดบุนสำหรับการไถเตรียมดินในนาข้าวในแปลงทดสอบที่ความเร็วในการเคลื่อนที่ของรถแทรกเตอร์ที่เกียร์ 1 ต่ำ, 2 ต่ำ และ 3 ต่ำ พบว่า มีความสามารถในการทำงาน 0.66, 0.62 และ 0.52 ไรต่อชั่วโมง ตามลำดับ ความสามารถในการโรยปุ่ยคอกที่ 622, 534 และ 487 กิโลกรัมต่อไร่ ตามลำดับ อัตราการสิ้นเปลืองน้ำมันเชื้อเพลิง 3.46, 3.36 และ 3.2 ลิตรต่อไร่ ตามลำดับ

#### สรุปและข้อเสนอแนะ

จากการศึกษา ออกแบบเครื่องโรยปุ่ยคอกต่อพ่วงจะบดบุนสำหรับการไถเตรียมดินในนาข้าว ตลอดจนการดำเนินการสร้างและทดสอบเครื่องโรยปุ่ยคอกฯ พบว่าเครื่องโรยปุ่ยคอกฯ สามารถทำงานได้จริงในแปลงทดสอบดังปรากฏในผลการทดสอบ ข้างต้น แต่ประสิทธิภาพในการทำงานมีความแตกต่างระหว่างเกียร์ 1 ต่ำ, 2 ต่ำ กับเกียร์ 3 ต่ำ ซึ่งเป็นผลจากที่ในขณะทำการทดสอบที่ความเร็วในการเคลื่อนที่ของรถแทรกเตอร์เกียร์ 3 ต่ำ รถเคลื่อนที่ได้เร็ว แต่ต้องสูญเสียเวลาไปกับการปรับแต่งเครื่องในส่วนของระบบปิดเปิดช่องจ่ายปุ่ยคอกที่ยังทำงานได้ผลต่ำ

ดังนั้นเครื่องโรยปุ่ยคอกต่อพ่วงจะบดบุนสำหรับการไถเตรียมดินในนาข้าวดังแบบนี้ ยังต้องมีการออกแบบเพิ่มเติมในส่วนของระบบปิดเปิดช่องจ่ายปุ่ย ที่ต้องสามารถปรับขนาดช่องปิดเปิดได้แม่นยำกว่าเดิม ควรเพิ่มใบตีกระยะปุ่ยเพื่อลดการอัดตัวของปุ่ยคอกก่อนถึงในภาคปุ่ยคอก และสัญญาณแจ้งเตือนปริมาณปุ่ยก่อนหมดในถังบรรจุ

#### คำขอบคุณ

**ผู้จัดข้อมูลคุณ สำนักงานคณะกรรมการวิจัยแห่งชาติ ที่ให้ทุนสนับสนุนงานวิจัย**

**เอกสารอ้างอิง**

**1. หนังสือ/คำรับ**

- [1] จิราภรณ์ เบญจประกายรัตน์. 2542. เครื่องจักรกลเกษตรเพื่อการเตรียมดิน. กรุงเทพฯ : คณะวิศวกรรมศาสตร์ สถาบันเทคโนโลยีพระจอมเกล้าเจ้าคุณทหาร ลาดกระบัง.
- [2] ธงชัย มาลา.2546. ปุ๋ยอินทรีย์และปุ๋ยชีวภาพ : เทคนิคการผลิตและการใช้ประโยชน์. กรุงเทพฯ : สำนักพิมพ์มหาวิทยาลัยเกษตรศาสตร์.
- [3] บัณฑิต จริโนมาส.2545. สมบัติทางกายภาพของผลิตภัณฑ์เกษตร ภาค 1: ทฤษฎี. นครปฐม : ภาควิชาวิศวกรรมเกษตร คณะวิศวกรรมศาสตร์ มหาวิทยาลัยเกษตรศาสตร์.
- [4] ปานมนัส ศิริสมบูรณ์.2538. สมบัติทางกายภาพและวิศวกรรมของชีวัสดุ. กรุงเทพฯ : คณะวิศวกรรมศาสตร์ สถาบันเทคโนโลยีพระจอมเกล้าเจ้าคุณทหาร ลาดกระบัง.
- [5] พันทิศา อินทริชัย.2535. เครื่องทุนแรงฟาร์มภาค 2. ปทุมธานี : ศูนย์ฝึกอบรมวิศวกรรมเกษตร.
- [6] สมชาย ปกรณ์คง.2522. เครื่องจักรกลเกษตร : หลักการเบื้องต้น. ขอนแก่น : ห้าหุนส่วนจำกัด โรงพิมพ์รุ่งกีบรดี.

**2. ปริญญาบัณฑิต**

- [7] จักรกฤษ ตั้งรัตน์โสภณ และคณะ. 2544. การออกแบบระบบส่องกำลัง และช่างล่างของเครื่องหัวน้ำปุ๋ยคอก. ปริญญาบัณฑิต วิศวกรรมศาสตรบัณฑิต : มหาวิทยาลัยธรรมศาสตร์ ศูนย์รังสิต.
- [8] ศรีพงศ์ ตั้งรัตน์โสภณ และคณะ. 2544. การออกแบบระบบ ชุดโซ่ล่าเลี้ยง และใบพัดของเครื่องหัวน้ำปุ๋ยคอก. ปริญญาบัณฑิต วิศวกรรมศาสตรบัณฑิต : มหาวิทยาลัยธรรมศาสตร์ ศูนย์รังสิต.
- [9] ชญาณิน อารมณ์รัตน์ และคณะ. 2544.การทดสอบการกระจายปุ๋ยคอกโดยใช้แบบจำลองเครื่องหัวน้ำปุ๋ยคอก. ปริญญาบัณฑิต วิศวกรรมศาสตรบัณฑิต : มหาวิทยาลัยธรรมศาสตร์ ศูนย์รังสิต.

**3. สื่ออิเล็กทรอนิก**

- [10] กรมการค้าต่างประเทศ. 2554. การส่งออกข้าว. [www.dft.moc.go.th](http://www.dft.moc.go.th) . มี.ค. 23
- [11] มูลนิธิข้าวไทย ในพระบรมราชูปถัมภ์. 2554. รู้เรื่องข้าว. [www.thairice.org](http://www.thairice.org) . ก.พ. 4
- [12] สมาคมผู้ส่งออกข้าวไทย. 2554. ผลผลิตข้าว. [www.thairiceexporters.or.th](http://www.thairiceexporters.or.th) . มี.ค. 23
- [13] สำนักวิจัยและพัฒนาข้าว. 2553. การเพาะปลูกข้าว. [www.ricethailand.go.th/info\\_riceknowledge.htm](http://www.ricethailand.go.th/info_riceknowledge.htm) . ธ.ค. 25

## ประวัติผู้เขียน

นางสาวกันญา โภสุมก์ เกิดเมื่อวันที่ 7 ตุลาคม พุทธศักราช 2523 ที่บ้านโนน โ兆 โลง ตำบลคงใหญ่ อำเภอพิมาย จังหวัดนครราชสีมา เริ่มการศึกษาระดับประถมศึกษาชั้นปีที่ 1-6 ที่โรงเรียนบ้านโนนโ兆 โลง จังหวัดนครราชสีมา ระดับมัธยมศึกษาตอนต้นและตอนปลาย ที่ โรงเรียนพิมายวิทยา จังหวัดนครราชสีมา สำเร็จการศึกษา วิศวกรรมศาสตรบัณฑิต (วิศวกรรม เกษตร) จากคณะวิศวกรรมศาสตร์ สถาบันเทคโนโลยีพระจอมเกล้าเจ้าคุณทหารลาดกระบัง จังหวัด กรุงเทพมหานคร เมื่อปีพุทธศักราช 2547 และได้ศึกษาต่อระดับวิศวกรรมศาสตร มหาบัณฑิต สาขาวิชาวิศวกรรมเครื่องกล มหาวิทยาลัยเทคโนโลยีสุรนารี

### ประสบการณ์การทำงาน

- วิศวกรเครื่องกล บริษัทไทยวอเตอร์ไลท์ ชิสเต็ม จำกัด
- วิศวกรประเมินราคา บริษัท ไอ ซี ที (1993) จำกัด
- อาจารย์ประจำ สาขาวิชาวิศวกรรมเครื่องจักรกลเกษตร คณะวิศวกรรมศาสตร์ และ สถาปัตยกรรมศาสตร์ มหาวิทยาลัยเทคโนโลยีราชมงคล อีสาน

จากประสบการณ์ด้านการปฏิบัติงาน การสอนและการทำวิจัย ทำให้ผู้วิจัยมีความเข้าใจ ทางด้านการออกแบบและพัฒนาเครื่องจักรกล โดยมีผลงานตีพิมพ์เผยแพร่ทั่วไป จำนวนมาก