การออกแบบชิ้นส่วนดูดซับแรงกระแทกด้านหน้ารถด้วยวัสดุท่ออะลูมิเนียม เสริมโพลียูริเทนโฟมสำหรับรถโดยสารสาธารณะ



วิทยานิพนธ์นี้เป็นส่วนหนึ่งของการศึกษาตามหลักสูตรปริญญาวิศวกรรมศาสตรมหาบัณฑิต สาขาวิชาวิศวกรรมการผลิต มหาวิทยาลัยเทคโนโลยีสุรนารี ปีการศึกษา 2561

THE DESIGN OF FRONTAL BUMPER COMPONENT USING POLYURETHANE FOAM-FILLED ALUMINUM

TUBE MATERIAL FOR PASSENGER BUS

Saranon Samohbasa

ันโลยีสุรมาร



ัร_{ัวอักยา}ลัยเทค

Academic Year 2018

การออกแบบชิ้นส่วนดูดซับแรงกระแทกด้านหน้ารถด้วยวัสดุท่ออะลูมิเนียมเสริม โพลียูริเทนโฟมสำหรับรถโดยสารสาธารณะ

มหาวิทยาลัยเทคโนโลยีสุรนารี อนุมัติให้นับวิทยานิพนธ์ฉบับนี้เป็นส่วนหนึ่งของการศึกษา ตามหลักสูตรปริญญามหาบัณฑิต

คณะกรรมการสอบวิทยานิพนธ์

(นายเสฏฐวรรร สุจริตภวัตสกุล) ประธานกรรมการ

(ผศ. คร.สุภกิจ รูปขันธ์) กรรมการ (อาจารย์ที่ปรึกษาวิทยานิพนธ์)

mn m

(อ. ดร.สมศักดิ์ ศิวดำรงพงศ์)

โลยีสรบ

กรรมการ

ราวิทยา

(ศ. คร.สันติ แม้นศิริ) รองอธิการบดีฝ่ายวิชาการ และพัฒนาความเป็นสากล

moun

(รศ. ร.อ. คร.กนต์ธร ชำนิประศาสน์) คณบดีสำนักวิศวกรรมศาสตร์

ศรานนท์ สาเมาะบาซา : การออกแบบชิ้นส่วนดูดซับแรงกระแทกด้านหน้ารถด้วยวัสดุท่อ อะลูมิเนียมเสริมโพลียูริเทนโฟมสำหรับรถโดยสารสาธารณะ (THE DESIGN OF FRONTAL BUMPER COMPONENT USING POLYURETHANE FOAM-FILLED ALUMINUM TUBE MATERIAL FOR PASSENGER BUS) อาจารย์ที่ปรึกษา : ผู้ช่วยศาสตราจารย์ ดร.สุภกิจ รูปขันธ์, 72 หน้า.

งานวิจัยนี้มีวัตถุประสงค์เพื่อศึกษาพฤติกรรมการดูคซับแรงกระแทกของวัสดุท่อ ้อะลูมิเนียมเสริมโพลียูริเทนโฟมสำหรับใช้<mark>ออ</mark>กแบบชิ้นส่วนรับแรงกระแทกด้านหน้าโครงสร้าง ของรถโดยสารตามมาตรฐานความปลอ<mark>ดภ</mark>ัยที่ 29 ของคณะกรรมมาธิการเศรษฐกิจยุโรป แห่งสหประชาชาติ โดยมุ่งเน้นศึกษาถึงผ<mark>ลกระทบ</mark>ของค่าความหนาแน่นของโพลียูริเทนโฟม และ ้จำนวนลอนของท่ออะลูมิเนียมซึ่งอยู่ภา<mark>ย</mark>ใต้ภาร<mark>ะ</mark>แรงกดในแนวแกนต่อสมรรถนะทางกล ได้แก่ ้ ค่าพลังงานดูดซับ แรงสูงสุด-ต่ำสุด <mark>แ</mark>ละแรงเ<mark>ฉ</mark>ลี่ยรวมไปถึงประสิทธิภาพการชนกระแทก ในการศึกษาได้ทำการออกแบบและ<mark>วิเค</mark>ราะห์แบบ<mark>จำล</mark>องด้วยโปรแกรมไฟไนต์เอลิเมนต์ที่มีชื่อว่า ANSYS Workbench LS-DYNA ผลการศึกษาพบว่าอิทธิพลจากการเพิ่มขึ้นของความหนาแน่นของ โพลียูริเทนโฟมนั้นส่งผลต่อค่<mark>าพลัง</mark>งานดูค<mark>ซับแ</mark>ละประสิ<mark>ทธิภ</mark>าพการชนกระแทก กล่าวคือในกรณีที่ ท่ออะลูมิเนียมไม่มีการรีดลอนที่ความหนาแน่นของโพลียูริเทน โฟม 200 กิโลกรัมต่อลูกบาศก์เมตร จะมีค่าความสามารถในการคคซับพลังงานสูงสุดเท่ากับ 12.31 กิโลจูล และประสิทธิภาพการชน กระแทกเท่ากับ 78.04 เปอร์เซ็นต์ ในขณะที่การเพิ่มจำนวนลอนนั้นส่งผลให้ค่าความสามารถ ในการดูดซับพลังงา<mark>นและป</mark>ระสิทธิภาพการชนกระแทกนั้<mark>นลุด</mark>ลง และเมื่อทำการวิเคราะห์ แบบจำลองด้วยระเบียบวิ<mark>ธีการไฟในต์เอลิเมนต์ได้มีการยืนยันผล</mark>ความถูกต้องด้วยการเปรียบเทียบ ้กับผลการทดสอบในห้องปฏิบัติการ <mark>โดยมีความคลาดเกลื่อนสู</mark>งสุดเท่ากับ 17 เปอร์เซ็นต์ นอกจากนี้ ผลการออกแบบชิ้นส่วนดูคซับแรงกระแทกสำหรับโครงสร้างรถโดยสารพบว่า โครงสร้างยุบตัว สูงสุดลดลงจากโครงสร้างแบบเดิมเท่ากับ 45.56 เปอร์เซ็นต์ โดยที่ความเครียดที่เกิดกับโครงสร้างที่ นั่งผู้ขับขี่ไม่เกินก่าความเครียดเสียหายของวัสดุ และใช้เวลาในการสลายพลังงานลดลงจาก โครงสร้างแบบเคิมเท่ากับ 59 เปอร์เซ็นต์ ในกรณีที่มีการติดตั้งชิ้นส่วนดูดซับแรงกระแทกจำนวน ร ชิ้น

ลายมือชื่อนักศึกษา	Mennan
ลายมือชื่ออาจารย์ที่ปรึกษา	N-Nor

สาขาวิชา <u>วิศวกรรมการผลิต</u> ปีการศึกษา 2561

SARANON SAMOHBASA : THE DESIGN OF FRONTAL BUMPER COMPONENT USING POLYURETHANE FOAM-FILLED ALUMINUM TUBE MATERIAL FOR PASSENGER BUS. THESIS ADVISOR : ASST. PROF. SUPAKIT ROOPPAKHUN, Ph.D., 72 PP.

POLYURETHANE FOAM/ENERGYABSORPTION/ALUMINUMUBE/ CRASHING FORCE EFFICIENCY

The purpose of this research is to study the energy absorption behavior of aluminum tube reinforced with polyurethane foam used design energy absorb parts for front impact of passenger bus according to United Nations Economic Commission for Europe Regulation-29 (ECE R-29). This study focuses on the effect of polyurethane foam density and corrugated number of aluminum tube under axial compression to the mechanical performance including energy absorption, maximum-minimum force, mean force and crashing force efficiency. The design and analysis were performed using finite element software called ANSYS Workbench LS-DYNA. The finite element results revealed that the increase of polyurethane foam density effected to the energy absorb as well as crashing force efficiency. The aluminum tube model without corrugated with the polyurethane foam density of 200 kilograms per cubic meter displayed the maximum energy absorption of 12.31 kilo Joule and crashing force efficiency of 78.04 percent. While the increase of the number corrugated on aluminum tube contributed to the decrease of the energy absorb and crashing force efficiency. According to the verification, the finite element result was then compared to the laboratory testing and the maximum error value displayed of 17 percent. The design of energy absorption component for front structure of passenger bus revealed that

maximum deformation was decreased from the conventional structure of 45.56 percent. In addition, the strain energy on the driver seat structure does not exceed the failure strain of the material. In case of five absorbed component installation, the kinetic energy was reduced from the conventional structure of 59 percent.



School of Manufacturing Engineering

Student's Signature _____

Advisor's Signature _

Academic Year 2018

ค

กิตติกรรมประกาศ

วิทยานิพนธ์นี้สำเร็จลุล่วงได้ด้วยคี เนื่องจากได้รับความกรุณาด้วยการให้คำปรึกษาในด้าน วิชาการและแนวทางการแก้ปัญหาในการดำเนินงานวิจัยจากผู้ช่วยศาสตราจารย์ คร.สุภกิจ รูปขันธ์ ซึ่งเป็นอาจารย์ที่ปรึกษาวิทยานิพนธ์

ขอขอบคุณคุณเสฏฐวรรธ สุจริตุภวัตสกุล และอาจารย์ คร.สมศักดิ์ ศิวคำรงพงศ์ คณะกรรมการสอบวิทยานิพนธ์ในการให้คำแนะนำสำหรับการทำวิจัย

ขอขอบคุณ มหาวิทยาลัยเทคโน<mark>โลยีสุรน</mark>ารี และบุคลากรศูนย์เครื่องมือวิทยาศาสตร์และ เทคโนโลยี ในการอำนวยความสะดวกใน<mark>ก</mark>ารใช้เครื่องมือ

ขอขอบคุณ บริษัท อู่เชิดชัยอุตสาหกรรม จำกัด ในการอนุเคราะห์ข้อมูลและการเตรียมชิ้น ทดสอบสำหรับงานวิจัย

ขอบขอบคุณครอบครัว ที่ให้กำลังใจและให้การสนับสนุนในทุก ๆ ด้านจนประสบ ความสำเร็จในการคำเนินงานวิ<mark>จัยใน</mark>ครั้งนี้

รัว_{อักยาลัยเทคโนโลยีสุร}บโ

ศรานนท์ สาเมาะบาซา

สารบัญ

บทคัดย่อ (ภาษ	ยาไทย)ก
บทคัดย่อ (ภาม	ยาอังกฤษ)ข
กิตติกรรมประ	ะกาศง
สารบัญ	າ
สารบัญตาราง	
สารบัญรูป	
คำอธิบายสัญส	กับขณ์และคำย่อ
บทที่	
1 บทน้	
1.1	ที่มาและความสำคัญของปัญหา1
1.2	วัตถุประสงค์ของงานวิจัย
1.3	ขอบเขตงานวิจัย
1.4	ประโยชน์ที่กาดว่าจะได้รับ
2 ปริทัศ	หน่วรรณกรรมและงานวิจัยที่เกี่ยวข้อง
2.1	ข้อกำหนดที่ 29 ของ <mark>คณะกรรมมาธิการเศรษฐกิ</mark> จยุโรปแห่งสหประชาชาติ4
	2.1.1 วิธีการทดสอบการกระแทกด้านหน้า
2.2	หลักการพื้นฐานการดูดซับพลังงาน6
	2.2.1 พลังงานย้อนกลับไม่ได้
	2.2.2 ช่วงชน
	2.2.3 รูปแบบการเสียรูปเสถียรและสามารถทำซ้ำได้
	2.2.4 พารามิเตอร์สำคัญในการพิจารณา7
2.3	สมบัติทางกลของวัสคุ
	2.3.1 แบบจำลองทางคณิตศาสตร์วัสคุในอุคมคติ9
2.4	ระเบียบวิธีพลังงานสำหรับการเสียรูปแบบพลวัต11
2.5	อัตรากวามเกรียด

สารบัญ (ต่อ)

	2.6	การดูด	ชับพลังงานของท่อผนังบาง13		
	2.7	ระเบียา	วิธีไฟไนต์เอลิเมนต์14		
	2.8	งานวิจั	ยที่เกี่ยวข้อง	16	
		2.8.1	งานวิจัยที่เกี่ยวข้องกั <mark>บก</mark> ารทคสอบสมบัติวัสดุ	16	
		2.8.2	งานวิจัยที่เกี่ยวข้อง <mark>กับการ</mark> วิเคราะห์ด้วยโปรแกรมไฟไนต์เอลิเมนต์	18	
3	ขั้นต	อนการดํ	าเนินงานวิจัย		
	3.1	กล่าวนํ	٦	22	
	3.2	การทด	สอบสมบัติวัส ดุ	23	
		3.2.1	การเตรียมชิ้ <mark>นทุด</mark> สอบแรงดึง <mark></mark>	23	
		3.2.2	การทคสอบแรงคึง	23	
		3.2.3	การเต <mark>รียม</mark> ชิ้นทคสอบแรงกค	24	
		3.2.4	การทคสอบแรงกค	25	
	3.3	การตร	ว <mark>จสอบความถูกต้องของโปรแกรมวิเคราะห์ไฟ</mark> ในต์เอลิเมนต์	26	
		3.3.1	การทคสอบการเสียรูปของท่ออะลูมิเนียมเสริมค้วยโพลียูริเทนโฟม	26	
		3.3.2	การวิเคราะห์แบบจำลองการเสียรูปและการดูคซับพลังงานของท่อ		
			อะลูมิเนียม	28	
	3.4	การวิเค	เราะห์แบบจำลองชิ <mark>้นส่วนดูคซับแรงก</mark> ระแทก	30	
		3.4.1	การออกแบบชิ้นส่วนดูคซับแรงกระแทก		
		3.4.2	การวิเคราะห์แบบจำลองชิ้นส่วนดูคซับแรงกระแทก	31	
	3.5	การวิเค	ราะห์การชนกระแทกด้านหน้ารถโดยสาร	33	
		3.5.1	การกำหนคสมบัติวัสดุ	34	
		3.5.2	การกำหนดเอลิเมนต์	35	
		3.5.3	การกำหนดเงื่อนไขการสัมผัส	35	
		3.5.4	การกำหนคเงื่อนไขขอบเขต	35	
4	ผลกา	ເຮົາຈັຍແລ	าะวิเคราะห์ผล		
	4.1	กล่าวนํ	ำ	37	
	4.2	ผลการ	ทคสอบค่าสมบัติเชิงกลของวัสคุ	37	

สารบัญ (ต่อ)

หน้า

	4.2.1	ผลการทคสอบสมบัติเชิงกลของวัสคุอะลูมิเนียม	
	4.2.2	ผลการทคสอบสมบัติเชิงกลของวัสคุโพลียูริเทนโฟม	39
4.3 ผลการตรวจสอบความถูกต้อ <mark>งขอ</mark> งโปรแกรมไฟในต์เอลิเมนต์			41
	4.3.1	การเสียรูปของโครง <mark>สร้า</mark> งท่ออะลูมิเนียม	41
4.4	การวิเคร	ราะห์แบบจำลองชิ้ <mark>นส่วน</mark> ดูคซับแรงกระแทก	43
	4.4.1	การเปรียบเทียบก <mark>วามสามา</mark> รถในการดูดซับพลังงานและประสิทธิภาพ	งการ
		ชนกระแทก	49
4.5	ผลการวิ	นิคราะห์แบบจ <mark>ำถอ</mark> งโครงสร้ <mark>างร</mark> ถโดยสารแบบเดิม	50
	4.5.1	การเสียรูปข <mark>องโ</mark> ครงสร้างรถ <mark>โดย</mark> สาร	51
	4.5.2	ความเก้ <mark>นที่เ</mark> กิดขึ้นกับโครงสร้าง <mark>รถโ</mark> ดยสาร	51
	4.5.3	ความเ <mark>ครีย</mark> ดที่เกิดขึ้นกับ โครงสร้า <mark>งรถ โ</mark> ดยสาร	52
	4.5.4	ความเครียด ณ ตำแหน่งที่นั่งผู้ขับขึ่	53
	4.5.5	พลังงาน	53
4.6	ผลการวิ	<mark>ใคราะห์แบบจำลอง โครงสร้างรถ โดยสารที่ติด</mark> ตั้งชิ้นส่วนดูดซับแรง	
	กระแทศ	1	54
	4.6.1	การเสียรูปของโครงสร้างรถโดยสาร	55
	4.6.2	ความเค้นที่เกิดขึ้นกับ โครงสร้างรถ โดยสาร	56
	4.6.3	ความเครียดที่เกิดขึ้นกับ โครงสร้างรถ โดยสาร	56
	4.6.4	ความเครียด ณ ตำแหน่งที่นั่งผู้ขับขึ่	57
	4.6.5	พลังงาน	58
5 สรุป	และข้อเส	หดแหะ	
5.1	สรุปผล	การวิจัย	59
5.2	ข้อเสนอ	บแนะ	60
รายการอ้างอิง	1		61
ภาคผนวก			
ภาคผน′	วกกบทศ	าวามทางวิชาการที่ได้รับการตีพิมพ์เผยแพร่ในระหว่างศึกษา	63
ประวัติผู้เขียน	l		72

สารบัญตาราง

ตาร	างที่	หน้า
3.1	ขนาคชิ้นทคสอบตามมาตรฐาน ASTM E8	23
4.1	ผลการทคสอบและวิเคราะห์ด้วยวิธีกา <mark>รไ</mark> ฟไนต์เอลิเมนต์	43
4.2	การเสียรูปของแบบจำลองท่ออะลูมิเน <mark>ียม</mark> จากการวิเคราะห์ด้วยโปรแกรม	44
4.3	ผลการวิเคราะห์แบบจำลองด้วยวิธีก <mark>ารไฟไน</mark> ต์เอลิเมนต์	49



สารบัญรูป

รูปที่	หน้า
	ه لو لو لو
2.1	การทดสอบการชนกระแทกด้านหน้าตามข้อกำหนด ECE R-29
2.2	การติดตั้งโครงสร้างรถเพื่อทดสอบการชนกระแทกด้านหน้า5
2.3	ความสัมพันธ์ระหว่างภาระกับระยะการยุบตัวของโครงสร้างและตัวแปรต่างๆ
2.4	ความสัมพันธ์ระหว่างกวามเก้นกับ <mark>กวามเกร</mark> ียุคภายใต้ภาระกรรมแรงคึง9
2.5	ความสัมพันธ์ระหว่างความเก้นกับ <mark>ค</mark> วามเกร <mark>ี</mark> ยดในอุดมกติภายใต้ภาระกรรมแรงดึง10
2.6	ความสัมพันธ์ระหว่างความเก้น <mark>กับ</mark> ความเกร <mark>ีย</mark> ดในอุดมคติในช่วงการเสียรูปแบบไม่ยืดหยุ่น
	ภายใต้ภาระกรรมแรงดึง11
2.7	รูปแบบของเอลิเมนต์ชนิดต่าง ๆ
3.1	แผนผังแสดงขั้นตอนกา <mark>รดำเ</mark> นินงานวิจัย
3.2	ชิ้นทคสอบตามมาตรฐาน ASTM E-8
3.3	การติดตั้งชิ้นทดสอบแรงดึง
3.4	ขนาดชิ้นทดสอ <mark>บโพ</mark> ลียูริเทนโฟมตามมาตรฐาน ISO 844
3.5	เครื่องทดสอบ INSTRON 5582 100 kN
3.6	ท่ออะลูมิเนียมเสริม <mark>ด้วยโพลียูริเทน โฟมที่ความหนาแน่น 5</mark> 0 kg/m ³
3.7	การติดตั้งหัวกดสำหรับการทดสอบแรงกด
3.8	การตั้งค่าโปรแกรมสำหรับการทดสอบแรงกด
3.9	แบบจำลองวิเคราะห์การเสียรูปของท่ออะลูมิเนียมเสริมด้วยโพลียูริเทนโฟม
3.10	รายละเอียดการออกแบบท่ออะลูมิเนียม
3.11	ความสัมพันธ์ระหว่างกวามเก้นกับกวามเกรียดจริงแบบไอโซทรอปีกเชิงหลายเส้นของ
	วัสคุอะลูมิเนียม
3.12	แบบจำลองโครงสร้างส่วนหน้ารถโดยสารมินิบัส
3.13	ความสัมพันธ์ระหว่างความเก้นกับกวามเกรียดแบบ bilinear Isotropic Hardening
	ของวัสดุ Stainless Steel RST 4003 และ Steel STKR 400
3.14	เงื่อนไขขอบเขตการวิเคราะห์โครงสร้างรถโดยสาร
4.1	ชิ้นทคสอบอะลูมิเนียมหลังจากการทคสอบแรงคึง

ราเทื่

สารบัญรูป (ต่อ)

รูปที่	หน้า
	र्षे द्र व्या व्या व्या व्या व्या
4.2	ความสมพนธระหวางความเกนกบความเกรยดทางวิศวกรรมของวิสดุอะลูมเนยม
4.3	ความสมพนธระหวางความเกินกบความเครยดจรงของวสคุอะลูมเนียม
4.4	ชิ้นทุดสอบโพลียูริเทนโฟมหลังการทุดสอบ
4.5	ความสัมพันธ์ระหว่างกวามเก้นกับกว <mark>ามเ</mark> กรียดจริงของวัสดุโพลียูริเทนโฟมที่กวาม
	หนาแน่นต่าง ๆ41
4.6	การเสียรูปของการทดสอบและการ <mark>วิเคราะห์</mark> ด้วยโปรแกรม42
4.7	ความสัมพันธ์ระหว่างแรงกับระยะ <mark>ก</mark> ารขุบตั <mark>ว</mark> ของการทคสอบและการวิเคราะห์ด้วย
	โปรแกรม
4.8	ความสัมพันธ์ระหว่างแรงกับ <mark>ระย</mark> ะการยุบตัวข <mark>องโ</mark> ครงสร้างท่ออะลูมิเนียมที่ไม่มีการ
	รีคลอน
4.9	ความสัมพันธ์ระหว่าง <mark>พ</mark> ลังงานกับเวลาของโครงสร้างท่ <mark>อ</mark> อะลูมิเนียมที่ไม่มีการรีคลอน45
4.10	ความสัมพันธ์ระหว่า <mark>ง</mark> แรงกับระยะการยุบตัวของโครงสร้างท่ออะลูมิเนียมจำนวน
	2 ลอน
4.11	ความสัมพันธ์ร <mark>ะหว่า</mark> งพลังงานกับเวลาของโครงสร้างท่ออะลูมิเนียมจำนวน 2 ลอน
4.12	ความสัมพันธ์ระ <mark>หว่างแร</mark> งกับระยะการยุบตัวของโครง <mark>สร้างท่อ</mark> อะลูมิเนียมจำนวน
	3 ลอน
4.13	ความสัมพันธ์ระหว่างพลังงานกับเวลาของโครงสร้างท่ออะลูมิเนียมจำนวน 3 ลอน
4.14	ความสัมพันธ์ระหว่างแรงกับระยะการยุบตัวของ โครงสร้างท่ออะลูมิเนียมจำนวน
	4 aou
4.15	ความสัมพันธ์ระหว่างพลังงานกับเวลาของโครงสร้างท่ออะลูมิเนียมจำนวน 4 ลอน
4.16	แผนภาพการเปรียบเทียบความสามารถในการดูคซับพลังงานของแบบจำลอง
4.17	แผนภาพการเปรียบเทียบประสิทธิภาพการชนกระแทกของแบบจำลอง
4.18	แผนภาพการเสียรูปของโครงสร้างรถโดยสารแบบเดิม
4.19	แผนภาพความเค้นของโครงสร้างรถโดยสารแบบเดิม
4.20	แผนภาพความเครียดของโครงสร้างรถโดยสารแบบเดิม
4.21	แผนภาพความเครียดที่เกิดขึ้นของที่นั่งผู้ขับขี่

สารบัญรูป (ต่อ)

รูปที่	หน้า
4.22	ความสัมพันธ์ระหว่างพลังงานกับเวลาของโครงสร้างรถโดยสารแบบเดิม
4.23	ความสัมพันธ์ระหว่างพลังงานกับเวลาของชิ้นส่วนดูคซับแรงกระแทกที่จำนวนต่าง ๆ55
4.24	แผนภาพการเสียรูปของโครงสร้างรถ <mark>โดย</mark> สารที่ติดตั้งชิ้นส่วนดูดซับแรงกระแทก55
4.25	แผนภาพความเค้นของโครงสร้างรถโ <mark>คย</mark> สารที่ติดตั้งชิ้นส่วนดูดซับแรงกระแทก
4.26	แผนภาพความเครียดของโครงสร้า <mark>งรถโดย</mark> สารที่ติดตั้งชิ้นส่วนดูดซับแรงกระแทก57
4.27	แผนภาพความเครียดที่เกิดขึ้นของที่นั่งผู้ขับขี่หลังติดตั้งชิ้นส่วนดูดซับแรงกระแทก57
4.28	ความสัมพันธ์ระหว่างพลังงานกับเวลาของโ <mark>ค</mark> รงสร้างรถโดยสารที่ติดตั้งชิ้นส่วนดูดซับ
	แรงกระแทก



คำอธิบายสัญลักษณ์และคำย่อ

ECE R-29	=	ข้อกำหบดที่ 29 ของคณะกรรมมาธิการเศรษฐกิจยโรปแห่งสหประชาติ
MCR	=	สัดส่วนการยบตัวสงสด
Н	=	ลาามหนาเดิมของโอรงสร้างที่ถกชน
Λ	_	ระยะกลอัลสงสล
Σ_{\max}	_	อาอารออซัมเพลิง ๆๆ
	=	4 HI 13 & HI 10 A 10
P_{mean}	=	คาภาระแรงเฉลี่ย
S	=	ระยะการขุบตัว
Р	=	ภาระแรงตลอดการขุบตัว
E_s	=	ค่าการดูดซ <mark>ับพ</mark> ลังงานจำเพาะ
mass	=	มวลของโครงสร้าง
E	=	ค่าโม <mark>ดูถั</mark> สของยัง
V	=	สัคส่วนของปัวส์ซง
Y	=	ความเด้นคราก
${\cal E}_y$	=	ความเครียดคราก
$\sigma_{_{u}}$	=	ความเค้นแรงดึงสูงสุด
$\sigma_{_f}$	=	ความเค้นเสียหาย
${\cal E}_f$	C=	ความเครียดเสียหาย
K	21,5	โมดูลัสความแข็ง
q	=	เลขชี้กำลังความแข็ง โบโลยี

บทที่ 1 บทนำ

1.1 ที่มาและความสำคัญของปัญหา

ปัจจุบันอัตราการเกิดอุบัติเหตุทางท้องถนนของรถโดยสารได้เพิ่มขึ้นอย่างมาก โดยเฉพาะ จากรถโดยสารขนาดใหญ่ซึ่งมีอัตราการเกิดอุบัติเหตุเป็นอันดับ 2 รองจากรถดู้ ซึ่งสถิติจากเดือน มกราคมถึงเดือนชันวาคม 2558 มีการเกิดอุบัติเหตุทั้งสิ้น 104 ครั้ง มีผู้ได้รับบาดเจ็บทั้งสิ้น 1,528 ราย และมีผู้เสียชีวิตทั้งสิ้น 82 ราย โดยสาเหตุที่แสดงในสถิติเกี่ยวข้องกับการชนกระแทกด้านหน้า เช่น ชนสิ่งกีดขวาง ตัดหน้าระยะกระชั้นชิด และอื่น ๆ ประมาณร้อยละ 68 ของอุบัติเหตุทั้งหมด (อ้างอิงจาก กองบังกับการตำรวจจราจร (2557) สถิติการเกิดอุบัติเหตุจราจรทางบกในเขตพื้นที่ สำนักงานตำรวจแห่งชาติ) ดังนั้นหากมีการออกแบบโครงสร้างให้มีความแข็งแรงและมีความ ปลอดภัยพอ ก็อาจช่วยลดความเสียหายลงได้ไม่มากก็น้อย

ทั้งนี้กระบวนการออกแบบและผลิตโครงสร้างรถโดยสารในประเทศไทยนั้น พบว่ายังขาด แคลนเทคโนโลยีการออกแบบและวิเคราะห์เชิงวิศวกรรม ส่งผลให้ด้นทุนการผลิตสูง โครงสร้างรถ โดยสารมีน้ำหนักไม่เหมาะสม ขาดความน่าเชื่อถือ ตลอดจนไม่ได้มาตรฐานความปลอดภัย ซึ่ง หน่วยงานของภาครัฐโดยกรมการขนส่งทางบก ได้เข้ามามีบทบาทในการวางแนวทางเพื่อกำหนด มาตรฐานการผลิตและการทดสอบรถโดยสาร เรียกว่า มาตรฐานความปลอดภัยของรถโดยสาร สาธารณะ โดยจะถูกบังกับใช้ในปี 2558 (สุริยัน ปัญญาไว, 2557) ความสำคัญส่วนหนึ่งของเนื้อหา เน้นที่เรื่องความแข็งแรงโครงสร้างในกรณีที่รถโดยสารประสบอุบัติเหตุภายใต้เงื่อนไขการชน กระแทกด้านหน้า อ้างอิงการทดสอบจากข้อกำหนดที่ 29 ของคณะกรรมมาธิการเศรษฐกิจยุโรป แห่งสหประชาชาติ (United Nations Economic Commission for Europe Regulation-29, ECE R-29) อย่างไรก็ตามการทดสอบชนกระแทกโครงสร้างรถโดยสารจริงมีก่าใช้จ่ายที่สูงมาก ดังนั้นการ ออกแบบและวิเคราะห์ทางวิศวกรรมก่อนการทดสอบภากสนามจึงมีความสำคัญมาก เพื่อช่วยลด ด้นทุนและเพิ่มประสิทธิภาพการผลิต ส่งผลให้รถโดยสารมีความปลอดภัยเป็นไปตาม มาตรฐานสากล

การออกแบบชิ้นส่วนสำหรับการดูคซับพลังงานและลดแรงกระแทกสำหรับรถโดยสาร ไม่ ว่าจะเป็นการออกแบบชิ้นส่วนในรูปทรงต่าง ๆ หรือการออกแบบโดยการใช้วัสดุผสมเพื่อเพิ่ม ประสิทธิภาพในการดูคซับพลังงานและลดน้ำหนักของชิ้นส่วนดูคซับพลังงาน ซึ่งวัสดุที่ได้รับ กวามนิยมในการนำมาทำชิ้นส่วนดูคซับพลังงานได้แก่ วัสดุอะลูมิเนียม โดยในงานวิจัยนี้ได้นำ เทคนิคของวัสดุผสมเพื่อเพิ่มประสิทธิภาพในการดูดซับพลังงานโดยการนำวัสดุท่ออะลูมิเนียมมา ทำการเสริมด้วยโพลียูริเทนโฟมที่มีน้ำหนักเบาและมีความสามารถในการดูดซับพลังงานสูง

ปัจจุบันการวิเคราะห์ปัญหาด้วยระเบียบวิธี ไฟในต์เอลิเมนต์ต์เป็นที่ยอมรับกันอย่าง แพร่หลายในทางวิศวกรรม โดยวิธีการดังกล่าวสามารถวิเคราะห์แบบจำลองปัญหาที่มีรูปร่าง ซับซ้อนซึ่งไม่สามารถวิเคราะห์ได้แบบแม่นตรง ตลอดจนช่วยลดข้อจำกัดในเรื่องการลองผิดลอง ถูกจากการทดสอบจริง ดังนั้นในงานวิจัยนี้จึงเป็นการออกแบบชิ้นส่วนดูดซับแรงกระแทกด้านหน้า โครงสร้างรถโดยสารขนาดใหญ่ตามมาตรฐานยุโรป ECE R-29 เพื่อเป็นแนวทางการออกแบบและ วิเคราะห์ปรับปรุงโครงสร้างรถโดยสารเบื้อง<mark>ต้น</mark>ก่อนการผลิตและทดสอบจริงต่อไป

1.2 วัตถุประสงค์ของงานวิจัย

1.2.1 เพื่อออกแบบและวิเคราะห์ชิ้นส่วนดูดซับแรงกระแทกด้านหน้าโดยใช้วัสดุท่อ อะลูมิเนียมเสริม โพลียูริเทน โฟมสำหรับใช้ในรถ โดยสารสาธารณะตามข้อกำหนดที่ 29 ของคณะ กรรมมาธิการเศรษฐกิจยุโรปแห่งสหประชาชาติ

1.2.2 เพื่อวิเคราะห์เปรียบเทียบอิทธิพลของ<mark>จำน</mark>วนลอนและความหนาแน่นของโพลียูริ เทนโฟมต่อคุณลักษณะเชิงกล<mark>ในก</mark>ารดูดซับแรงกระแทกด้วยระเบียบวิธีไฟในต์เอลิเมนต์

1.2.3 เพื่อทดสอบเปรียบเทียบยืนยันผลความถูกต้องการวิเคราะห์แบบจำลองไฟไนต์ เอลิเมนต์ภายใต้เงื่อนไขกึ่งสถิตศาสตร์

1.3 ขอบเขตงานวิจัย

1.3.1 วิเคราะห์แบบจำลองโครงสร้างรถโดยสารมินิบัส (อ้างอิงข้อมูลจาก บริษัท อู่เชิดชัย อุตสาหกรรม จำกัด

1.3.2 พิจารณาแบบจำลองโครงสร้างรถโดยสารส่วนหน้าที่มีผลภายใต้เงือนไขการ ทดสอบการกระแทกด้านหน้าตามข้อกำหนดที่ 29 ของคณะกรรมมาธิการเศรษฐกิจยุโรปแห่ง สหประชาชาติ

1.3.3 ศึกษาและเปรียบเทียบอิทธิพลของจำนวนลอน 3 ค่า ได้แก่ 2, 3 และ 4 ลอน และ
 ความหนาแน่นของวัสดุโพลียูริเทนโฟม 3 ค่า ได้แก่ 50, 100 และ 200 กิโลกรัมต่อลูกบาศก์เมตร ที่
 อัตราส่วนความสูงต่อเส้นผ่านศูนย์กลางเดียวกัน เท่ากับ 1.62

 1.3.4 สมบัติวัสดุของแบบจำลองได้มาจากผลการทดสอบสมบัติทางกลใน ห้องปฏิบัติการ และพิจารณาในรูปแบบไอโซทรอปิกเชิงหลายเส้น

 1.3.5 การวิเคราะห์แบบจำลองไฟไนต์เอลิเมนต์อยู่บนพื้นฐานการวิเคราะห์แบบกึ่งสถิต ศาสตร์และแบบพลวัต

1.4 ประโยชน์ที่คาดว่าจะได้รับ

1.4.1 ลดเวลาและค่าใช้จ่ายในการทดสอบ

1.4.2 เพื่อเพิ่มประสิทธิภาพในการออกแบบและวิเคราะห์ให้ได้มาตรฐานก่อนการ ทดสอบจริง

 1.4.3 เพื่อเพิ่มความปลอดภัยของรถโดยสารขนาดใหญ่ให้เป็นไปตามข้อกำหนดที่ 29 ของคณะกรรมมาธิการเศรษฐกิจยุโรปแห่งสหประชาชาติ



บทที่ 2 ปริทัศน์วรรณกรรมและงานวิจัยที่เกี่ยวข้อง

2.1 ข้อกำหนดที่ 29 ของคณะกรรมมาธิการเศรษฐกิจยุโรปแห่งสหประชาชาติ

UNECE Information Document (2012) ข้อกำหนดที่ 29 ของคณะกรรมมาธิการเศรษฐกิจ ยุโรปแห่งสหประชาชาติ หรือ United Nations Economic Commission for Europe Regulation-29 หรือเรียกชื่อย่อว่า ECE R-29 เป็นมาตรฐานที่ว่าด้วยการทดสอบความแข็งแรงของโครงสร้างส่วน หน้ายานพาหนะที่ใช้ขนส่งสินค้า เช่น รถพ่วง และรถบรรทุก ซึ่งไม่รวมถึงรถแทรกเตอร์และรถ จักรกลเกษตร โดยพิจารณาความปลอดภัยของผู้โดยสารในพื้นที่โดยสารเมื่อยานพาหนะได้รับ ภาระกรรมชนกระแทกด้านหน้า การใช้ข้อกำหนดการทดสอบนี้กับรถโดยสารขนาดใหญ่ได้ถูก ระบุไว้ใน ECE R-29 ย่อหน้าที่ 2.2 "Vehicle type" ว่าสามารถใช้กับยานพาหนะที่มีพื้นที่โดยสารประกอบ เข้ากับแชสซี วิธีการทดสอบในภาคผนวกที่ 3 ของ ECE R-29 มีทั้งหมด 3 การทดสอบ ได้แก่ การ ทดสอบการชนกระแทกด้านหน้า (test A) ความแข็งแรงของหลังคา (test B) และความแข็งแรงของ ผนังด้านหลัง (test C) ในส่วนที่เกี่ยวข้องกับงานวิจัยนี้จะขอกล่าวเพียงวิธีการทดสอบการชน กระแทกด้านหน้า (test A) เพียงอย่างเดียว เนื่องจากเป็นการทดสอบที่ผู้ประกอบการอุตสาหกรรม การผลิตรถขนส่งสินก้าหรือรถโดยสารขนาดใหญ่ต้องปฏิบัติตาม

2.1.1 วิธีการท<mark>ดสอบการชนกระแทกด้านหน้า</mark>

การทดสอบการชนกระแทกด้านหน้าดำเนินการ โดยใช้ลูกตุ้มมวล 1500±250 กิโลกรัม ขนาดพื้นที่ชนกระแทกซึ่งเป็นรูปที่เหลี่ยมผืนผ้ากว้าง 2500 มิลลิเมตร ยาว 800 มิลลิเมตร ที่มุมทั้งสี่มีรัศมีความโด้งไม่เกิน 1.5 มิลลิเมตร โดยลูกตุ้มถูกแขวนห่างจากคานเป็นระยะ 3500 มิลลิเมตร โดยวัดจากเส้นแนวแกนของคานถึงจุดศูนย์กลางมวลของลูกตุ้ม และจุดศูนย์กลางมวลอยู่ ต่ำกว่าสะโพกผู้ขับขี่ 50+5-/0 มิลลิเมตร ดังแสดงในรูปที่ 2.1 เงื่อนไขการทดสอบ คือ โครงสร้าง ด้องได้รับพลังงานชนกระแทก 29.4 กิโลจูล สำหรับยานพาหนะที่มีมวลรวมไม่เกิน 7500 กิโลกรัม หรือโครงสร้างต้องได้รับพลังงานชนกระแทก 55.0 กิโลจูล สำหรับยานพาหนะที่มีมวลรวม มากกว่า 7500 กิโลกรัม



รูปที่ 2.1 การทดสอบการช<mark>น</mark>กระแทก<mark>ด้</mark>านหน้าตามข้อกำหนด ECE R-29

การติดตั้งโครงสร้างรถเพื่อทดสอบการชนกระแทกด้านหน้า ให้ใช้โซ่ซึ่งรับแรงได้ 10 ตัน ที่ฐานของโครงสร้างรองด้วยกล่องไม้ยาวเท่ากับความกว้างของโครงสร้างรถด้านหน้า โครงสร้าง รถยึดด้วยโซ่ทำมุมไม่เกิน 25° กับแนวระดับ และทำมุมกับแกนตามยาวของโครงสร้างรถไม่เกิน ± 10° เมื่อมองจากด้านบน ส่วนด้านข้างยึดด้วยโซ่ทำมุมไม่เกิน 20° กับแนวระดับ และทำมุมกับ แกนตามยาวของโครงสร้างรถในช่วง 25° ถึง 45° เมื่อมองจากด้านบน และด้านท้ายยึดด้วยโซ่ทำมุม ไม่เกิน 15° กับแนวระดับ ดังแสดงในรูปที่ 2.2



รูปที่ 2.2 การติดตั้งโครงสร้างรถเพื่อทดสอบการชนกระแทกด้านหน้า

2.2 หลักการพื้นฐานของการดูดซับพลังงาน

โครงสร้างธรรมคาที่ได้รับภาระกรรม เช่น โครงสร้างวิศวกรรมโยธา เครื่องจักรกล จะมี การเสียรูปแบบยืดหยุ่นเพียงเล็กน้อย การออกแบบโครงสร้างเหล่านี้จึงค้องพิจารณาความสัมพันธ์ ระหว่างความเก้นและความเครียดในช่วงการเสียรูปแบบยืดหยุ่นเป็นหลัก ความเสียหายที่เกิดขึ้นมัก มีสาเหตุเนื่องจากความล้าและการกัดกร่อนของวัสดุตามอายุการใช้งาน ในทางกลับกันการ ออกแบบโครงสร้างดูดซับพลังงาน (พลังงานจากการชนกระแทก) แตกต่างจากการออกแบบ โครงสร้างธรรมดา ปัจจัยที่ต้องพิจารณา ได้แก่ การเสียรูปในแบบการคัดและยืดออก การ เปลี่ยนแปลงรูปร่างอย่างเด่นชัด การต้านทานความเครียด อัตราความเครียด วัสดุที่ใช้ทำโครงสร้าง ดูดซับพลังงานคือวัสดุเหนียวจำพวกเหล็กกล้ำคาร์บอนต่ำ อะลูมิเนียม ส่วนพวกที่ไม่ใช่โลหะ ได้แก่ พลาสติกใย โฟมพอลิเมอร์ เหล่านี้เป็นวัสดุพื้นฐานที่สามารถดุดซับพลังงานได้ดี

จากการศึกษาทางวิศวกรรมเกี่ยวกับโครงสร้างดูดซับพลังงานและการเลือกวัสดุดูดซับ พลังงาน ซึ่งเป็นการชนแบบไม่ยืดหยุ่น คือพลังงานจลน์หลังการชนบางส่วนหรือทั้งหมดเปลี่ยน สภาพไปเป็นพลังงานในรูปแบบอื่นๆ หลักการพื้นฐานในที่นี้เสมือนว่ามีผู้โดยสารอยู่ในรถที่มี ความเร็วทิศพุ่งเข้าชนกำแพงแข็งเกร็ง โดยมีโครงสร้างดูดซับพลังงานติดตั้งที่ส่วนหน้าของรถ สามารถสรุปเป็นหลักการพื้นฐานเพื่ออธิบายการกระจายพลังงานจลน์ได้ดังนี้

2.2.1 หลักการพ<mark>ลั</mark>งงานย้อนกลับไม่ได้

เมื่อโกรงสร้างหรือวัสดุใด้รับพลังงานจลน์จะเปลี่ยนเป็นการเสียรูปแบบไม่ ยืดหยุ่นหรือการกระจายในรูปแบบอื่น ๆมากกว่าการสะท้อนกลับแบบยืดหยุ่น จึงกล่าวได้ว่า พลังงานจลน์ทิศทางเข้าชนไม่เปลี่ยนเป็นพลังงานจลน์ทิศทางพุ่งออกโดยสมบูรณ์

2.2.2 ช่วงชน

จากแรงปฏิกิริยาที่เกิดจากการชนคงที่และจำกัดงานที่เกิดจากแรงนั้นเท่ากับ ช่วงเวลาที่กระทำให้เกิดการยุบตัวสูงสุด กล่าวคือเมื่อถูกชนจะเกิดการยุบตัวเพียงหนึ่งจังหวะ จนกระทั่งยุบตัวสูงสุด สัดส่วนการยุบตัวสูงสุด หรือ Maximum Compression Ratio-MCR ดังสมการ 2.1

$$MCR = \frac{\Delta_{\max}}{H}$$
(2.1)

โดยที่ H คือ ความหนาเดิมของโครงสร้างในทิศทางที่ถูกชน $\Delta_{
m max}$ คือ ระยะกดอัดสูงสุด

้ ค่า MCR จะแปรผกผันกับความแข็งแรงของวัสดุ สามารถกล่าวได้ว่าเป็นพารามิเตอร์บ่งชื่ ้ความต้านทานการกดอัดจำเพาะของวัสดุ โดยภาพรวมแล้ว MCR ของวัสดุของแข็ง โลหะและพอลิ เมอร์ มีก่าไม่สูงเมื่อเทียบกับวัสดุที่มีโกรงสร้างเป็นโพรง เช่น ฮันนีโกมบ์ และโฟม

ฐปแบบการเสียรูปเสถียรและสามารถทำซ้ำได้ 2.2.3

้ โครงสร้างที่ออกแบบเพื่อดูดซับพลังงานกวรมีขนาดการเสียรูป รูปร่างการเสียรูป ทิศทางและการกระจายพลังงานจลน์ที่เสถียรและสามารถทำซ้ำได้ เพื่อรับภาระกรรมพลวัตที่ไม่ เสถียร

พารามิเตอร์สำคัญในการพิ<mark>จาร</mark>ณา 2.2.4

้ตัวแปรและสมการที่ใชใน<mark>กา</mark>รศึกษาเกี่ยวกับการต้านการเสียหายของโครงสร้าง ภายใต้การชนนั้นมักศึกษาจากลักษณะข<mark>องกราฟ</mark>ภาระและระยะยบตัวของชิ้นงาน ซึ่งมีตัวแปรที่ ้สำคัญหลายตัว ตัวแปรหลักที่สำคัญ ได้<mark>แ</mark>ก่ ภาร<mark>ะ</mark>วิกฤติ (Critical load, P_{cr}) หมายถึงภาระแรกที่ ้กระทำให้ชิ้นงานเกิดความเสียหายอย่างสังเกตุไ<mark>ด้</mark>ชัด ก่าการดูดซับพลังงาน (E_a) ก่าการดูดซับ พลังงานจำเพาะ (E_s) ค่าภาระเฉลี่ย (P_{mean}) สำหรับการหาค่าพลังงานดูคซับและค่าพลังงานดูคซับ ้ จำเพาะ สามารถคำนวณได้ จาก<mark>สมก</mark>ารที่ 2.2 และสมการที่ <mark>2</mark>.3 ตามลำดับ

$$E_a = \int P ds \approx P_{mean} s$$

โดยที่ <u>ค่าการดูดซับพลังงาน</u> E_{a} คือ ค่าภาระเฉลี่ย คือ Pmeanเรยุบตัว ไล้ยเทคโนโลยีสุรป ค่าระยะการยุบตัว คือ ค้อ ค... ู ค่าภาระตลอดการยุบตัว Р E

$$E_s = \frac{\int Pds}{mass} \approx \frac{P_{mean}s}{mass}$$
(2.3)

ค่าการดูดซับพลังงานจำเพาะ โดยที่ E, คือ มวลของโครงสร้าง คือ mass



รูปที่ 2.3 แสดงความสัมพันธ์ระหว่างภาระกับระยะการยุบตัวของโครงสร้างและ ตัวแปรต่างๆ

2.3 สมบัติทางกลของวัสดุ

การทดสอบแรงดึงกระทำกับขึ้นทุดสอบทรงกระบอกหรือแผ่นราบ แล้วสังเกตพฤติกรรม แสดงกวามสัมพันธ์ระหว่างกวามเก้นและกวามเครียดของวัสดุเหล็กเหนียว อลูมิเนียมและเส้นใย กอมโพสิต ดังรูปที่ 2.4 วัสดุวิสวกรรมโดยมากจะเสียรูปแบบยืดหยุ่นเมื่อได้รับแรงกระทำขนาด ก่อนข้างเล็ก จากรูปที่ 2.4 มีวัสดุวิสวกรรมโดยมากจะเสียรูปแบบยืดหยุ่นเมื่อได้รับแรงกระทำขนาด ก่อนข้างเล็ก จากรูปที่ 2.4 มีวัสดุวิสวกรรมโดยมากจะเสียรูปแบบยืดหยุ่นเมื่อได้รับแรงกระทำขนาด ก่อนข้างเล็ก จากรูปที่ 2.4 มีวัสดุมีของสองชนิดที่แสดงพฤติกรรมการเสียรูปแบบยืดหยุ่นเป็นเชิง เส้น ได้แก่ เหล็กเหนียวและอลูมิเนียม ซึ่งความชันของความสัมพันธ์ระหว่างความเค้นและ กวามเครียดตามขวางซึ่งมีก่าเป็นอบกับความเครียดแรงดึงตามยาวเรียกว่า สัดส่วนของปีวส์ซง (Poisson's ratio – v) สำหรับโลหะและพอลิเมอร์เมื่อได้รับการะกรรมถึงระดับหนึ่งจะเกิดการกราก ซึ่งจุดที่แบ่งระหว่างช่วงการเสียรูปแบบยืดหยุ่นและการเสียรูปแบบไม่ยืดหยุ่นเรียกว่า ความเก้น กรากก่อให้เกิดกวามเครียดกรากในช่วงการเสียรูปแบบไม่ยืดหยุ่นของโลหะ จุดที่ได้รับการะกรรม ได้สูงสุดโดยไม่เปลี่ยนแปลงกวามหนาเรียกว่า กวามเล้นแรงดึงสูงสุด ($\sigma_{_u}$) และเมื่อให้แรงกระทำ ต่อไปจะเกิดการเปลี่ยนแปลงพื้นที่หน้าตัดจนขาดในที่สุดจุดสุดท้ายนี้เรียกว่า ความเล้นเสียหาย ($\sigma_{_f}$) และกวามเกรียดเสียหาย ($\varepsilon_{_f}$) เมื่อวัสดุตกอยู่ภายใต้ภาระกรรมอื่น ๆ เช่น แรงกดอัด แรงเลือน ก็จะแสดงพฤติกรรมทำนองเดียวกับที่กล่าวมาข้างด้น เพียงแต่ก่าดงที่ที่เกี่ยวข้องจะ แตกต่างกันไป



รูปที่ 2.4 แสดงความสัมพันธ์ระหว่<mark>างความเก</mark>้นกับความเกรียดภายใต้ภาระกรรมแรงดึง (ก) เหล็กเหนียว (ข) อลูม<mark>ิเนี</mark>ยม (ก<mark>)</mark> เส้นใยคอมโพสิต

2.3.1 แบบจำลองทางคณิตศ<mark>าสต</mark>ร์วัสดุในอุ<mark>ดมก</mark>ติ

เพื่อที่จะอธิบายกระบวนการดูดซับพลังงานในอุดมคติ อันดับแรกต้องกล่าวถึง กวามสัมพันธ์ระหว่างความเค้นและความเครียด ดังรูปที่ 2.5 เมื่อวัสดุเกิดความเครียดขนาดเล็ก แบบจำลองทางคณิตศาสตร์แสดงพารามิเตอร์จำเพาะได้เพียงสองพารามิเตอร์ คือ ความเก้นคราก และสัดส่วนของปัวส์ซง แต่ถ้าวัสดุได้รับภาระกรรมมากขึ้นจนคราก วัสดุที่มีการต้านทาน กวามเครียดต่ำจะเกิดความเสียหายได้เพียงแค่ความเค้นคราก เรียกว่า elastic perfectly plastic ส่วน วัสดุที่แสดงพฤติกรรมเป็นเชิงเส้น โดยมีความชันเท่ากับ โมดูลัสความแข็งเป็นเชิงเส้น (linear hardening modulus - E_p) เรียกว่า elastic linear hardening และวัสดุที่แสดงความแข็งในรูปแบบอื่น เรียกว่า elastic power hardening ซึ่งแสดงแบบจำลองทางคณิตศาสตร์ได้ดังสมการที่ 2.4

้^{วักยา}ลัยเทคโนโลยีสุร



รูปที่ 2.5 แสดงความสัมพันธ์ระหว่างคว<mark>ามเก้นกับ</mark>ความเกรียดในอุดมคติภายใต้ภาระกรรมแรงดึง (ก) Elastic perfectly (ป) Plastic linear hardening และ (ค) Power hardening

$$\sigma = \begin{cases} E\varepsilon & \text{for } \varepsilon \leq \varepsilon_y = Y/E \\ Y & \text{for } \varepsilon_y \leq \varepsilon < \varepsilon_f \end{cases}$$
(2.4fi)

$$\sigma = \begin{cases} E\varepsilon & \text{for } \varepsilon \leq \varepsilon_y = Y / E \\ Y + E_p(\varepsilon - \varepsilon_y) & \text{for } \varepsilon_y \leq \varepsilon < \varepsilon_f \end{cases}$$
(2.40)

$$\sigma = \begin{cases} E\varepsilon & \text{for } \varepsilon \leq \varepsilon_y = Y / E \\ Y + K(\varepsilon - \varepsilon_y)^q & \text{for } \varepsilon_y \leq \varepsilon < \varepsilon_f \end{cases}$$
(2.4fi)

ถ้าสังเกตสมการ 2.4ข และ 2.4ก linear hardening เทียบกับ power hardening มีความ คล้ายกัน กล่าวคือถ้า q=1 และ $K=E_p$ power hardening ก็จะกลายเป็น linear hardening

เมื่อวัสดุเกิดการเสียรูปแบบไม่ยืดหยุ่นที่ใหญ่กว่าการเสียรูปแบบยืดหยุ่นมากจนแทบจะไม่ เห็นพฤติกรรมการเสียรูปแบบยืดหยุ่นเลย เสมือนว่ากลายเป็นการเสียรูปแบบแข็งเกร็งแทน เรียก พฤติกรรมเหล่านี้ว่า rigid-perfectly plastic, rigid-linear plastic และ rigid-power plastic แสดงดังรูป ที่ 2.6



รูปที่ 2.6 แสดงความสัมพันธ์ระหว่างความเค้นกับความเครียดในอุดมคติในช่วงการเสียรูปแบบไม่ ยึดหยุ่นภายใต้ภาระกรรมแรงดึง (ก) rigid-perfectly plastic (ง) rigid-linear hardening และ (ก) rigid-power hardening

้สามารถแสดงแบบจำลองทางคณิต<mark>ศา</mark>สตร์ ได้ดังสมการที่ 2.5

$$\begin{cases} \sigma \leq Y & \text{for } \varepsilon = 0 \\ \sigma = Y & \text{for } 0 < \varepsilon < \varepsilon_f \end{cases}$$

$$\begin{cases} \sigma \leq Y & \text{for } \varepsilon = 0 \\ \sigma = Y + E_p \varepsilon & \text{for } 0 < \varepsilon < \varepsilon_f \end{cases}$$

$$\begin{cases} \sigma \leq Y & \text{for } \varepsilon = 0 \\ \sigma = Y + E_p \varepsilon & \text{for } 0 < \varepsilon < \varepsilon_f \end{cases}$$

$$\begin{cases} \sigma \leq Y & \text{for } \varepsilon = 0 \\ \sigma = Y + K \varepsilon^q & \text{for } 0 < \varepsilon < \varepsilon_f \end{cases}$$

$$(2.5\eta)$$

$$(2.5\eta)$$

2.4 ระเบียบวิธีพลังงานสำหรับการเสียรูปแบบพลวัต

ในกรณีการเสียรูปแบบพลวัตเนื่องจากแรงภายนอกโดยกำหนดช่วงเวลากระทำ การ กำนวณพลังงานจลน์ของโครงสร้างโดยสมดุลพลังงาน ดังสมการที่ 2.6

$$E_{in} = D + W^e + K$$
 (2.6)

 โดยที่ E_{in} คือ งานเนื่องจากแรงกระทำ $F(t)$
 D คือ พลังงานกระจายเนื่องจากการเสียรูปแบบไม่ยืดหยุ่นเกิดจากการคัคการ

 เสียรูปที่ผิว ความฝึด และการแตกหัก

- *W^e* คือ งานที่ถูกกระทำในช่วงการเสียรูปแบบยืดหยุ่น
- *K* คือ พลังงานจลน์ของโครงสร้าง

ถ้าช่วงการเสียรูปแบบยืดหยุ่นเกิดขึ้นน้อยจนสามารถประมาณได้ว่าไม่เกิดขึ้น เช่น การชน กันของวัตถุแข็งเกร็งสองชิ้น จะสามารถแสดงสมการได้ดังสมการที่ 2.7

$$E_{in} = D + W^e + K \tag{2.7f}$$

$$K_o = \frac{1}{2}m_1 v_o^2 \tag{2.79}$$

$$K_{loss} = \frac{m_1 m_2}{2(m_1 + m_2)} v_o^2$$
(2.79)

โดยที่	<i>K</i> _o คือ	พถังง <mark>านจ</mark> ถน์สูงสุดที่สามารถเ <mark>กิดขึ้</mark> นได้	
	$K_{\scriptscriptstyle loss}$ คือ	พลัง <mark>งาน</mark> จลน์สูญเสีย (0 < K _{loss} < K _o)	
	<i>m</i> ₁ / <i>m</i> ₂ คือ	มวลที่พุ่งเข้าชน/มวลที่ถูกพุ่งชน	
	<i>v</i> คือ	ความเร็วต้น	

2.5 อัตราความเครียด

อัตรากวามเกรียด (*¿* - strain rate) <mark>กือการเปลี่ยนแปลง</mark>ความเกรียดต่อเวลาที่เปลี่ยนไป แสดงได้ดังสมการที่ 2.8

$$\dot{\varepsilon} = \frac{d\varepsilon}{dt} = \frac{d}{dt} \left(\frac{l - l_o}{l_o} \right) = \frac{1}{l_o} \frac{dl}{dt} = \frac{v}{l_o}$$
(2.8)

โดยที่	Ė	คือ	อัตรากวามเกรียด
	l	คือ	ความยาวโครงสร้างภายใต้ภาวะความเค้น
	l_o	คือ	ความยาวเดิมของโครงสร้าง
	v	คือ	ความเร็วที่ทำให้เสียรูป

การดูดซับพลังงานของท่อผนังบาง 2.6

การดูคซับพลังงาน คือ ความสามารถของชิ้นส่วนโครงสร้างที่ทำหน้าในการดูคซับ พลังงานจลน์ที่มากระทำกับโครงสร้างให้เบาบางหรือลดลงน้อยที่สุด เพื่อไม่ให้โครงสร้างหลักเกิด ้ความเสียหาย ดังนั้นในการหาค่าการดูดซับพลังงานภายในโครงสร้างสามารถหาได้จากกฎสมดุล กำลังงาน (power balance) กล่าวว่า "กำลังงานภายนอกที่มากระทำเท่ากับกำลังงานภายในตัวดูคซับ พลังงาน" คังสมการที่ 2.9 และสมการ 2.10

$$\dot{E}_{ext} = \dot{E}_{int}$$
(2.9)

เมื่อ \dot{E}_{ext} คือ พลังงานภายนอก

 $\dot{E}_{ext} = F \dot{u} + M \dot{\varphi}$
(2.10)

โดยที่ F คือ แรงภายนอก

M คือ โมเมนต์

 u คือ ความเร็วเคลื่อนที่ตามแนวแกน

 φ คือ ความเร็วเชิงมุมของแกนหมุน

สำหรับกำลังงา<mark>นภายในตัวซับพลังงาน E_{int} สามารถหา</mark>ได้โดยสมมติว่ากำลังงานภายใน ้ ตัวซับพลังงานจะเกิดขึ้นตามเส้นการพับตัว (hinge line) ของตัวซับพลังงานเท่านั้น ดังสมการที่ 2.11

$$\dot{E}_{int} = \int_{a} (M_{\alpha\beta} K_{\alpha\beta} + N_{\alpha\beta}) ds + \sum_{i=1}^{n} \int_{L^{i}} M_{n}^{i} [\varphi_{i}]^{i} dl^{i}$$
(2.11f)

- จำนวนทั้งหมดของเส้นการพับตัว คือ n
- พื้นที่ผิวของตัวดูคซับพลังงาน คือ S
- ความยาวของเส้นการพับตัว คือ 1

Sp.

- ความเร็วเชิงมุมของเส้นการพับตัว คือ Ø
- $\dot{K}_{\alpha\beta}$ คือ อัตราการหมุน
- อัตราการยืด คือ $\mathcal{E}_{\alpha\beta}$

$$\text{Max} \qquad M_n = (\frac{2}{\sqrt{3}}) \frac{\sigma_0 t^2}{4} \tag{2.110}$$

โดยที่ М., คือ โมเมนต์ดัดบนระนาบความเครียดช่วงพลาสติก

> คือ ความหนา

ความเค้นจุดคราก คือ σ_{0}

ระเบียบวิธีไฟไนต์เอลิเมนต์ 2.7

ู้ในการแก้ปัญหาเชิงวิศวกรรม<mark>จะ</mark>ประกอ<mark>บ</mark>ด้วยสมการเชิงอนุพันธ์และเงื่อนไขขอบเขต หากแก้ปัญหาเพื่อหาค่าผลเฉลยแม่<mark>นต</mark>รง (exact solution) จะประกอบด้วยค่าตัวแปรต่าง ๆ บน รูปร่างของปัญหาซึ่งถ้ารูปร่างขอ<mark>งปัญห</mark>าซับซ้อนจะ<mark>ทำให้ม</mark>ี่ตัวแปรจำนวนอนันต์ค่าและไม่สามารถ หาค่าแม่นตรงได้ จึงมีหลักการ<mark>เปลี่</mark>ยนค่าตัวแปรที่มีจำนว<mark>นอ</mark>นันต์เป็นค่าโดยประมาณที่สามารถนับ ใด้ (finite) ด้วยหลักการแทนรูปร่างลักษณะของปัญหาด้วยเ<mark>อ</mark>ลิเมนต์ (element) โดยความแม่นยำ ้ของค่าผลเฉลี่ยโคยประมาณนั้<mark>นจะขั้นอยู่กับขนาดและ</mark>จำนว<mark>น</mark>เอลิเมนต์ที่ใช้ในการแก้ปัญหา นอกจากนั้นยังขึ้นกับการสมมติรูปแบบฟังก์ชันการประมาณภายใน (interpolation function) ที่ใช้ กับเอลิเมนต์

้งั้นตอนการแ<mark>ก้ปัญหา</mark>ด้วยระเบียบวิธีไฟในต์เอลิเมนต์</mark>ด้วยโปรแกรมคอมพิวเตอร์ แบ่งเป็น 4 ขั้นตอนหลักได้แก่

1. ก่อนการประมวลผล (Pre-Processing)

2. หาคำตอบ (Solver) วอยเกคโนโลยีสรี

3. แสดงผล (Post-Processing)

4. ออกแบบ (Redesign)

้ขั้นตอนที่สำคัญที่สุด คือ ขั้นตอนก่อนการประมวลผลซึ่งประกอบด้วยการเตรียมรูปร่าง ของปัญหา (geometry) จากนั้นจะแทนรูปร่างของปัญหาด้วยเอลิเมนต์ (element) ตามความ ้เหมาะสมกับลักษณะปัญหา แล้วจึงกำหนดเงื่อนไขขอบเขตต่างๆ เช่น วัสดุ (materials) เงื่อนไขการ ้สัมผัส (contacts) และภาระกระทำ (loading) เมื่อเสร็จสิ้นจากขั้นตอนคังกล่าวแล้วจึงหาคำตอบค้วย ้โปรแกรมคอมพิวเตอร์และแสคงผลที่ได้จากการคำนวณ หลังจากนั้นอาจจะมีการออกแบบใหม่ แล้วกระทำตามขั้นตอนเดิมอีกครั้งเมื่อต้องการปรับปรุงรูปร่างของปัญหา

การประมาณรูปร่างในระเบียบวิธีไฟในต์เอลิเมนต์เกิดจากการประกอบขอบเขตจำลอง หลาย ๆ ชิ้นเข้าด้วยกัน พึงก์ชันการเชื่อมต่อถูกกำหนดโดยจำนวนกับจุดต่อ (node) ในเอลิเมนต์ ยิ่ง เอลิเมนต์มีจำนวนจุดต่อมากก็ยิ่งทำให้สามารถใช้เอลิเมนต์สร้างขอบเขตจำลองที่เหมือนกับ ขอบเขตจริงมาก แต่ก็ยิ่งทำให้พึงก์ชันเชื่อมต่อซับซ้อนมากเช่นกัน ในทางปฏิบัติเอลิเมนต์ที่นิยมใช้ จะมีจำนวนจุดต่อไม่มากและมีพึงก์ชันการเชื่อมต่อที่ไม่ซับซ้อนเพื่อความสะดวกต่อการใช้ วิธี ขอบเขตเอลิเมนต์ (boundary element) ในส่วนที่เกี่ยวข้องกับวิทยานิพนธ์นี้จะขอกล่าวถึงเอลิเมนต์ พื้นผิวเพียง 4 ชนิด ดังแสดงในรูปที่ 2.7



รูปที่ 2.7 รูปแบบของเอลิเมนต์ชนิดต่างๆ (ก) เอลิเมนต์สามเหลี่ยม 3 จุดต่อ (ข) เอลิเมนต์สามเหลี่ยม 6 จุดต่อ (ก) เอลิเมนต์สี่เหลี่ยม 4 จุดต่อ (ง) เอลิเมนต์สี่เหลี่ยม 8 จุดต่อ

 เอลิเมนต์สามเหลี่ยม 3 จุดต่อ (3-node triangular element) เป็นรูปสามเหลี่ยมที่มีด้าน สามด้านเป็นเส้นตรง ประกอบด้วย 3 จุดต่อที่จุดยอดสามจุดของรูป

 2. เอถิเมนต์สามเหลี่ยม 6 จุดต่อ (6-node triangular element) เป็นรูปสามเหลี่ยมที่มีด้าน สามด้านเป็นเส้น โค้งพาราโบลา โดยทั้ง 6 จุดต่ออาจจะ ไม่อยู่ในระนาบเดียวกัน ประกอบด้วย 3 จุด ต่อที่จุดยอดสามจุดของรูป และอีก 3 จุดต่อบนด้านทั้งสามด้าน

 เอลิเมนต์สี่เหลี่ยม 4 จุดต่อ (4-node quadrilateral element) เป็นรูปสี่เหลี่ยมที่มีด้านสิ่ ด้านเป็นเส้นตรง ประกอบด้วย 4 จุดต่อที่จุดขอดสี่จุดของรูป 4. เอถิเมนต์สี่เหลี่ยม 8 จุดต่อ (8-node quadrilateral element) เป็นรูปสี่เหลี่ยมที่มีค้านสี่ ด้านเป็นเส้นโค้งพาราโบลา โดยทั้ง 8 จุดต่ออาจจะ ไม่อยู่ในระนาบเดียวกัน ประกอบด้วย 4 จุดต่อที่ จุดยอดสี่จุดของรูป และอีก 4 จุดต่อบนด้านทั้งสี่ด้าน แต่ละจุดต่อของเอลิเมนต์ในรูปจะมีตัวเลข กำกับอยู่ ตัวเลขนี้เรียกว่า เลขที่จุดต่อเฉพาะ (local node number) ใช้อ้างอิงถึงจุดต่อในเอลิเมนต์ เลขที่จุดต่อเฉพาะนิยมเรียงทวนเข็มนาฬิกา

2.8 งานวิจัยที่เกี่ยวข้อง

การศึกษาออกแบบชิ้นส่วนดูดซับ<mark>แรง</mark>กระแทกด้านหน้ารถโดยสารภายใต้เงื่อนไขการ ทดสอบ ECE R-29 โดยแบ่งงานวิจัยที่เกี่ยวข้องออกเป็นสองส่วน คือในส่วนของการวิเคราะห์ด้วย ระเบียบวิธีไฟในต์เอลิเมนต์และการทดส<mark>อบเพื่อหา</mark>สมบัติเชิงกลของวัสดุ ดังต่อไปนี้

2.8.1 งานวิจัยที่เกี่ยวข้องกับก<mark>า</mark>รทดสอ<mark>บ</mark>วัสดุ

นิรุต อ่อนสลุง (2017) ศึกษาพฤดิกรรมการตอบสนองต่อการดูดซับพลังงานของ ท่อไฟเบอร์กลาสที่เติมโฟมภายใต้แรงกระแทกในแนวแกน ชิ้นงานที่ใช้ในการศึกษาเป็นชิ้นงานที่ ขึ้นรูปด้วยระบบสุญญากาศ (Vacuum Infusion) ที่มีการเรียงทับซ้อนและมุมไขว้ที่แตกต่างกัน 5 รูปแบบ ได้แก่ ชิ้นงาน A มีมุมไขว้ [0/90/0/90] ชิ้นงาน B มีมุมไขว้ [90/0/90/0] ชิ้นงาน C มีมุมไขว้ [45/-45/45/-45] ชิ้นงาน D มีมุมไขว้ [90/0/45/-45] และชิ้นงาน E มีมุมไขว้ [45/45/90/0] ตามลำดับ ชิ้นงานขึ้นรูปจาก E-glass/polyester และถูกเติมโฟมชนิดโพลียูริเทน (Polyurethane, PU) ความ หนาแน่นคือ 100 kg/m³ ขนาดของท่อมีเส้นผ่านศูนย์กลางภายนอกคือ 47 มิลลิเมตร และมีความ ยาว 100 มิลลิเมตร ในการทดสอบชิ้นงานทำการทดสอบโดยใช้เครื่องทดสอบการกระแทก (Vertical Impact Testing Machine) แบบตกกระแทกอิสระด้วยความเร็วที่ 6.26 m/s ผลการศึกษา พบว่าชิ้นงาน E มีความสามารถในการดูดซับพลังงานจำเพาะมากที่สุด นอกจากนี้ในบทความยังได้ แสดงถึงรูปแบบและลักษณะการเสียหายที่เกิดขึ้นอีกด้วย

ฐิติมา ตะสุวรรณ (2011) ศึกษาผลกระทบขององค์กระกอบในพอลิออลเรซิน เช่น อัตราส่วนระหว่าง Base polyol และ Co-polymer polyol ปริมาณ Crosslink, Surfactant, Gelling catalyst, Blowing catalyst และ Blowing agent ตามลำดับ ซึ่งองค์ประกอบเหล่านี้จะส่งผลต่อ กุณภาพของโพลียูริเทนโฟม เช่น Cream time, Set time, End of rise และความหนาแน่นของโพลียูริ เทนโฟม ซึ่งค่าต่างๆเหล่านี้มีบทบาทที่สำคัญกับคุณสมบัติของโพลียูริเทนโฟมได้ โดยจากการ ทดลองพบว่าปริมาณของ Base polyol และ Crosslink agent ทำให้ค่า Cream time, Set time และ End of rise มีค่าเพิ่มขึ้นตามลำดับ ซึ่งตรงข้ามกับ Co-polymer polyol, Gelling catalyst, Blowing catalyst และ Blowing agent แต่ Surfactant ส่งผลกับ rise time ของปฏิกิริยาเพียงอย่างเดียว โดยผล การผลิตโพลียูริเทนโฟมให้มีคุณสมบัติใกล้เคียงกับตัวอย่าง ได้ค่าปฏิกิรยาดังนี้ คือ Cream time 13 วินาที, Set time 46 วินาที และ End of rise 64 วินาที โดยสูตรการผลิตโพลียูริเทนโฟมจะใช้ ส่วนผสมของพอลิออลเรซิน 100 กรัม : ไอโซไซยาเนต 81.38 กรัม

Lorenzo, P. (2009) งานวิจัยนี้ได้ทำการเปรียบเทียบเทคนิคการต่อชิ้นส่วน โครงสร้างที่ส่งผลกระทบต่อความสามารถในการสลายพลังงานจากการกระแทก โดยใช้การ ทดสอบการกดชิ้นงานเพื่อวัดอัตราการสลายพลังงาน อีกทั้งยังพบว่ามีการศึกษาผลกระทบของการ เสียรูปแบบถาวรและสภาพแวคล้อมที่กระกอบไปด้วยการแพร่ผ่านคลื่นแบบยืดหยุ่นที่ส่งผล เสียหายต่อโครงสร้างดูดซับแรงกระแทกของรถยนต์

Miyazaki and Negishi (2003) งานวิจัยนี้ได้ศึกษาการดูดซับพลังงานของท่อ อลูมิเนียม JIS A6063-T5 หน้าตัดสี่เหลี่ยมจัตุรัสซึ่งรับภาระกรรมการชนกระแทกความเร็วต่ำใน แนวแกน ทคสอบด้วยเครื่องทิ้งค้อนมวล 7.92 กิโลกรัม ความเร็วปะทะขึ้นอยู่กับความสูงโดย เปรียบเทียบความเร็ว 1.4 2.8 3.7 5.4 และ 7.5 มิลลิเมตร/วินาที ชิ้นทดสอบมีความ ยาว 100 และ 150 มิลลิเมตร ความยาวค้านสี่เหลี่ยมจัตุรัส 40 มิลลิเมตร ความหนาของผนัง บาง 1 และ 1.5 มิลลิเมตร ชิ้นทดสอบถูกตีตารางไว้เพื่อเปรียบเทียบผลกับการจำลองทางไฟในต์ เอลิเมนต์ด้วยโปรแกรมสำเร็จรูปชื่อ "Marc 2000" จากผลการศึกษาพบว่าความยาวของชิ้นทดสอบ ใม่มีผลต่อการดูดซับพลังงาน ความสามารถการดูดซับพลังงานแปรผกผันกับความหนาของผนัง บาง และชิ้นทดสอบที่มีความหนามากกว่าจะส่งคลื่นความเค้นไปสู่ด้านตรงข้ามบริเวณที่ถูกภาระ กรรมกระทำได้ดีกว่า จึงทำให้เกิดการโก่งตัวที่ฐานชิ้นทดสอบหนา 2 มิลลิเมตร ส่วนชิ้นทดสอบ หนา 1 มิลลิเมตร เกิดการโก่งตัวที่บริเวณกลางชิ้นงาน

Nirut Onsalung. (2010) งานวิจัยนี้ได้ศึกษาเทคนิคต่างๆเพื่อเพิ่มการดูดซับ พลังงานด้วยมวลที่น้อยลง โดยใช้เทคนิคการเติม โฟมเข้ากับโครงสร้างท่อสี่เหลี่ยมที่มีขนาด 1x2 และ 2x2 นิ้ว โดยมีความหนาที่แตกต่างกันตั้งแต่ 1.2, 1.5 และ 1.8 มิลลิเมตร เติมด้วยโฟมที่ความ หนาแน่น 100, 200 และ 300 กิโลกรัมต่อลูกบาศก์เมตร ทดสอบโดยการกดในแนวแกนด้วย ความเร็ว 50 มิลลิเมตรต่อนาที โดยผลที่ได้นั้นพบว่าโครงสร้างที่เติมโฟมที่ความหนาแน่น 300 กิโลกรัมต่อลูกบาศก์เมตร นั้นสามารถดูดซับพลังงานได้มากกว่าโครงสร้างที่เติมโฟมที่ความ หนาแน่น 200 และ 100 กิโลกรัมต่อลูกบาศก์เมตร แต่เมื่อกำนึงถึงมวลของโครงสร้างแล้ว โครงสร้างที่เติมโฟมที่ความหนาแน่น 200 กิโลกรัมต่อลูกบาศก์เมตร นั้นมีความสามารถในการดูด ซับพลังงานที่เหมาะสมที่สุด

Brian J. Ramirez. (2019) งานวิจัยนี้ได้ทำการศึกษาโพลียูริเทนโฟม (PU) ที่ความ หนาแน่น 140-220 กิโลกรัมต่อลูกบาศก์เมตร เพื่อดูพฤติกรรมความเค้นและความเครียด การดูดซับ พลังงาน และประสิทธิภาพการชนกระแทก โดยทำการทดสอบแบบกึ่งสถิตศาสตร์และแบบการตก กระแทกด้วยพลังงาน 5 และ 7 จูล โดยอ้างอิงมาตรฐาน ASTM ทำการเปรียบเทียบกับ Ethylene vinyl acetate (EVA) และ Thermoplastic polyurethane (TPU) ที่ความหนาแน่นเดียวกัน พบว่า PU มีประสิทธิภาพการชนกระแทกภายใต้การทดสอบกึ่งสถิตศาสตร์เพิ่มขึ้น 5 และ 30 เปอร์เซ็นต์ เมื่อ เทียบกับ TPU และ EVA ตามลำดับ และสามารถลดโหลดสูงสุดภายใต้การทดสอบแบบตก กระแทกเท่ากับ 28.6 และ 36.9 เปอร์เซ็นต์ เมื่อเทียบกับ TPU และ EVA ตามลำดับ

Ghasemnejed, H. (2008) งานวิจัยนี้ได้ศึกษาการออกแบบโครงสร้างดูดซับแรง กระแทกของรถยนต์ให้มีความสามารถในการรับแรงกระแทกให้มากที่สุดภายใต้เงื่อนไขความบาง ของวัสดุ อีกทั้งได้ทำการทดสอบกับวัสดุประเภทอะลูมิเนียหลายชนิด เพื่อทำการเปรียบเทียบ ความสามารถในการรับแรงกระแทก มากไปกว่านั้นรูปทรงแบบรังผึ้งถูกนำมาประยุกต์ใช้ในการ ออกแบบ

Satosa, S. (1998) ได้นำเอารูปทรงรังผึ้งมาปรับใช้ในการออกแบบโครงสร้างดูด ซับแรงกระแทกของรถยนต์ โดยการเปรียบเทียบระหว่างโครงสร้างที่ทำจากอะลูมิเนียมแผ่นบาง และโครงสร้างที่ทำจากโฟม ซึ่งวัสดุทั้งสองมีคุณสมบัติที่กล้ายกันคือ น้ำหนนักเบา ในขณะที่มี ความสามาถสลายพลังงานจากการกระแทกได้ดี

Hakim, S. (2002) งานวิจัยนี้ได้มีแนวกิดที่จะนำเอาวัสดุผสมระหว่างไฟเบอร์ กลาสและอีพอกซี่มาขึ้นรูปเป็นลักษณะท่อเพื่อเพิ่มความสามารถในการรับแรง ซึ่งวัสดุที่ได้ทำการ ขึ้นรูปขึ้นมานั้นจะถูกทำการทดสอบด้วยการอัดทำลายโดยใช้เกรื่องทดสอบการอัดตัว นอกจากนี้ อะลูมิเนียมก็เป็นวัสดุที่มองข้ามไม่ได้ทางวิศวกรรม

2.8.2 งานวิจัยที่เกี่ยวข้องกับการวิเคราะห์ด้วยโปรแกรมไฟในต์เอลิเมนต์

Belingardi G and TekalignBeyene A. (2015) ในบทความนี้ได้ทำการวิจัยเกี่ยวกับ รูปทรงของกันชนของรถ โดยใช้โปรแกรม ABAOUS ในการทดสอบแบบจำลอง โดยขั้นตอนแรก ได้กำหนดรูปทรงของกันชนมาสี่ลักษณะ คือ รูปทรงแรกเป็นรูปทรงสี่เหลี่ยมคางหมู รูปทรงที่สอง เพิ่มรอยหยักจากรูปทรงแรกหนึ่งรอย รูปทรงที่สามคือเพิ่มรอยหยักจากรูปทรงแรกสองรอย และ รูปทรงสุดท้ายคือเพิ่มรอยหยักจากรูปแรกสามรอย แล้วใช้โปรแกรมวิเคราะห์ดูค่าการดูดซับ พลังงาน แล้วเลือกรูปทรงที่มีก่าการดูดซับพลังงานที่ดีที่สุดมาทำการปรับปรุงต่อไปซึ่งจากการ วิเคราะห์รูปทรงที่มีก่าการดูดซับพลังงานดีที่สุดคือ รูปทรงที่สามคือรูปทรงที่เพิ่มรอยหยักจากรูป แรกสองรอย แล้วนำมาปรับแต่งรอยหยักของรูปทรงที่สามอีกสี่แบบคือ แบบที่ห้าให้รอยหยักหลัง ลึกกว่ารอยหยักด้านหน้า แบบที่หกคือให้รอยหยักด้านหน้าลึกกว่ารอยหยักด้านหลัง และแบบที่เจ็ด คือเพิ่มความหนาด้านหน้า แบบที่หกคือให้รอยหยักด้านหน้าลึกกว่ารอยหยักด้านหลัง และแบบที่เจ็ด เปรียบเทียบแบบที่ห้ากับแบบที่หกพบว่าแบบที่เห็ดมีก่าการดูดซับพลังงานที่ดีกว่า และทำการ เปรียบเทียบแบบที่เจ็ดกับแบบที่แปดพบว่า แบบที่เจ็ดมีก่ากรดูดซับพลังงานที่ดีกว่า แล้วนำรูปทรง ทั้งสามที่มีก่าดีที่สุดมาเปรียบเทียบกันนั่นคือแบบที่สาม แบบที่ห้าและแบบที่เจ็ด พบว่าแบบที่เจ็ดมี ค่าการดูดซับพลังงานที่ดีที่สุด จึงนำรูปทรงที่เจ็ดมาทำการปรับแต่งต่อไปคือนำมาปรับมุมความโค้ง ของกันชนซึ่งมุมรัศมี 3200 มิลลิเมตร มีค่าการดูดซับพลังงานดีที่สุด และขั้นตอนสุดท้ายคือนำมา เปลี่ยนวัสดุและกรรมวิธีการผลิตซึ่งมี Steel Fabric และ Pultruded ผลที่ได้คือ การใช้กรรมวิธี Pultruded ในการผลิตมีค่าการดูดซับพลังงานที่ใกล้เคียงกับอีกทั้งสองวัสดุ แต่มีค่า Peak Load ที่ น้อยกว่าจึงเป็นกรรมวิธีที่เหมาะสมที่สุดในการผลิต

Marzbanrad et al. (2009) จำลองการดูดซับพลังงานจากการชนกระแทกกึ่งสถิต และความเร็วต่ำของท่อผนังบางหน้าตัดสี่เหลี่ยม วงกลมและวงรี ของเหล็กและอลูมิเนียม เตรียม แบบจำลองสองมิติด้วยโปรแกรม "ANSYS" แล้ววิเคราะห์เชิงตัวเลขด้วยโปรแกรมสำเร็จรูปชื่อ "LS-DYNA/Explicit" ความหนา ความยาวด้านสี่เหลี่ยมจัตุรัสและชนิดของวัสดุ เป็นตัวแปรต้นเพื่อ สึกษาการดูดซับพลังงานเทียบกับผลการทดสอบของ (Aljawi, 2004) ซึ่งทดสอบการชนกระแทกกึ่ง สถิต พบว่าเส้นแสดงความสัมพันธ์ระหว่างแรงและระยะยุบตัวแตกต่างกันที่จุดยอดเริ่มแรก ประมาณ 17% แนวโน้มมีลักษณะคล้ายกัน ค่าเฉลี่ยความแตกต่างหลังจากจุดยอดเริ่มแรก ประมาณ 22% และรูปร่างการเสียรูปเหมือนกัน จากนั้นได้จำลองการชนกระแทกกิ่นที่จุดยอดเริ่มแรก ประมาณ 22% และรูปร่างการเสียรูปเหมือนกัน จากนั้นได้จำลองการชนกระแทกกิ่นที่จุดยอดเริ่มแรก ก่อผนังบางสามรูปแบบ โดยจำลองให้มวล 100 กิโลกรัม ชนกระแทกชิ้นทดสอบด้วย ความเร็ว 9.396 เมตร/วินาที โดยชิ้นงานมีความหนา 1.5 มิลลิเมตรเท่ากัน พบว่าเกิดการพับเสียรูปที่ ปลายทั้งสองของท่อ เปรียบเทียบความสามารถดูดซับพลังงาน ท่อหน้าตัดวงกลมและท่อหน้าตัด วงรี สูงกว่าท่อหน้าตัดสี่เหลี่ยมประมาณ 17% และ 33% ตามลำดับของท่อเหล็ก ในท่อ อลูมิเนียม 33% และ 50% ตามลำดับ

Lee et al. (2010) ศึกษาพฤติกรรมการชนกระแทกความเร็วต่ำของกระป๋อง น้ำอัคลม อัตราส่วนเส้นผ่านสูนย์กลางกับความหนา 1:20 ซึ่งคืออัตราส่วนโครงสร้างผนังบางของ ถังเอ็นจีวีและถังแก๊สหุงต้ม วัสดุที่ประกอบเป็นกระป๋องได้แก่ส่วนลำตัว 3004-19 และ ฝาบน 5182-19 เตรียมแบบจำลองด้วยโปรแกรม "ANSYS" และประมวลผลเชิงตัวเลขโดยใช้โปรแกรม สำเร็จรูป "LS-DYNA" ใช้อิเลเมนต์สองมิติรูปสี่เหลี่ยม ส่วนการทดสอบใช้วิธีปล่อยมวล 7.5 kg ตก อย่างอิสระจากความสูง 7 feet จับภาพด้วยกล้องความเร็วสูง 3000 frame/second จากการศึกษา พบว่า ผลการจำลองและผลการทดสอบสอดคล้องกันเมื่อพิจารณารูปร่างการเสียรูปคือเกิดการดัด บริเวณส่วนบนสุดที่ได้รับภาระกรรมกระแทกโดยตรง เนื่องจากเป็นโครงสร้างผนังบางมากจึงส่ง ถ่ายคลื่นความเก้นไปสู่ส่วนล่างได้น้อย ความสัมพันธ์ระหว่างระยะขุบตัวเทียบกับเวลาที่ได้รับจาก การทดสอบไม่เป็นเชิงเส้นเหมือนกับผลจากการจำลองทางไฟไนต์เอลิเมนต์ แต่มีแนวโน้มไปใน ทิศทางเดียวกันและใกล้เกียงกัน

Heung-Soo, K. (2002) งานวิจัยนี้ได้ทำการศึกษาการวางรูปแบบของโครงสร้างดูด ซับแรงกระแทกของรถยนต์โดยใช้อะลูมิเนียมเป็นวัสดุ ด้วยเหตุผลจากความที่ต้องการเพิ่ม ความสามารถในการสลายพลังงานจากการกระแทกภายใต้เงื่อนไขน้ำหนักของโครงสร้างที่ถูก จำกัด การออกแบบพื้นที่หน้าตัดให้เป็นแบบมัลติเซลล์หลากหลายรูปแบบจึงถูกนำมาศึกษาด้วย วิธีการจำลองด้วยคอมพิวเตอร์

Cerit et al. (2010) งานวิจัยนี้ได้วิเคราะห์ความแข็งแรงของโครงสร้างรถโดยสาร ส่วนหน้าภายใต้เงื่อนไขการชนกระแทกด้านหน้าตามมาตรฐานยุโรป ECE R-29 ด้วยการวิเคราะห์ จำลองบนโปรแกรมคอมพิวเตอร์ โดยศึกษาเปรียบเทียบระหว่างโมเดลกันชนเดิมทรงกรวยและ โมเดลกันชนที่ปรับปรุงทรงลูกฟูกโครงสร้างหน้าให้มีความสามารถการดูดซับพลังงานขณะที่ รับภาระกรรมการชนกระแทกด้านหน้า พบว่าทั้งสองโมเดลสามารถดูดซับพลังงานโดยการเปลี่ยน พลังงานจลน์เป็นการโก่งเสียหายของโมเดลกันชนเอง แต่ไม่มีการเปรียบเทียบพลังงานดูดซับให้ เห็น การดูดซับพลังงานถูกแสดงในรูปการเสียรูปของโครงสร้างรถโดยสารและผู้ขับขี่ ซึ่งผู้ขับขี่ จะได้รับอันตรายในโครงสร้างรถโดยสารที่ไม่มีโมเดลกันชน

Javad Marzbanrad (2009) ในงานวิจัยนี้กันชนหน้าทำจากวัสดุ 3 ชนิด คือ อะลูมิเนียม Glass mat thermoplastic (GTM) และ High-strength sheet molding compound (SMC) ศึกษาโดยการกระแทกจากแบบจำลองเพื่อหาการ โก่งตัวแรงกระแทก การกระจายตัวของแรง และ พฤติกรรมการดูดซับพลังงานมาเปรียบเทียบกันเพื่อหาวัสดุภายใต้เงื่อนไขการชนตามมาตรฐานที่ กวามเร็วต่ำของ Automotive stated in E.C.E. United Nations Agreement, Regulation no. 42, 1994 ส่วนโด้งและความหนาที่ดีที่สุด ผลปรากฏว่า SMC มีการ โก่งตัวน้อย แรงกระแทก การกระจายตัว ของแรง และความเครียดสูงในช่วงการเสียรูปแบบยึดหยุ่น นอกจากนี้ผลกระทบต่อผู้โดยสารจาก แรงกระแทกก็ถูกตรวจสอบด้วยเช่นกัน นอกจากที่กล่าวมาข้างค้นแล้ว ยังมีข้อดีอีกเช่นการผลิต รูปทรงง่ายๆโดยไม่ต้องมีส่วนเสริมแรง และในแง่ของการกระหยัดคือใช้วัสดุผสมต้นทุนต่ำและลด น้ำหนักเนื่องจากสามารถทำจากวัสดุ SMC

Tai et al. (2010) ศึกษาพฤติกรรมและการดูดซับพลังงานการชนกระแทกความเร็ว ต่ำของท่อเหล็กผนังบางทรงกระบอกความแข็งแรงสูง ASTM E8-04 สมบัติวัสดุถูกจำลองด้วย สมการ Cowper-Symonds ซึ่งสมมติให้วัสดุมีพฤติกรรมแบบ rigid, perfectly plastic โดยตัวแปรต้น ใด้แก่ ประเภทวัสดุ ความยาว ความหนา เส้นผ่านศูนย์กลาง มวลที่เข้าชน และความเร็วเข้าชน วิเคราะห์เงื่อนไขขอบเขตเพื่อหาผลเฉลยเชิงตัวเลขด้วยโปรแกรมสำเร็จรูปชื่อ "LS-DYNA" พบว่า รูปแบบการเปลี่ยนแปลงสัณฐานของชิ้นทดสอบหลังการถูกชนกระแทกสามารถทำซ้ำได้แม้ว่าตัว แปรต้นจะเปลี่ยนแปลงไป แต่พลังงานดูดซับขึ้นอยู่กับขนาดและความเร็วของมวลที่เข้าชน และ ความหนาของวัสดุดูดซับพลังงาน

ศุภชัยและวรวิทย์ (2014) งานวิจัยนี้ได้ออกแบบโครงสร้างกันแรงกระแทกแบบ กล่องสี่เหลี่ยม ลูกฟูกและรังผึ้ง เพื่อหาลักษณะทางกายภาพที่สามารถดูดซับแรงกระแทกด้วยวิธี ไฟในต์เอลิเมนต์โดยให้ระยะยุบตัวไม่เกินครึ่งหนึ่งของความยาวทั้งหมด จากนั้นทำการ ปรับเปลี่ยนวัสดุที่มีในท้องตลาด เช่น อลูมิเนียม อลูมิเนียมเสริมโฟม และเรซิ่นเสริมไฟเบอร์ กลาส ทดสอบทั้งแบบสถิตโดยการกดทอบสอบที่ความเร็วการกดที่ 10 มิลลิเมตร/นาทีและพลวัต ตามมาตรฐานสากล US NCAP และ ECE R-29 โดยจากผลการทดสอบพบว่าโครงสร้างดูดซับ แรงกระแทกที่ทำจากวัสดุอลูมิเนียมเสริมโฟมสามารถดูดซับพลังงานต่อหน่วยมวลได้ 53.9 เมกกะ จูล/กิโลกรัม ซึ่งมากกว่าวัสดุอื่นและมีน้ำหนักที่เบากว่า ดังนั้นวัสดุอลูมิเนียมเสริมโฟมจึงเป็น ทางเลือกในการผลิตชิ้นส่วนยานยนต์

สุภกิจและศราวุธ (2014) งานวิจัยนี้เป็นการจำลองพฤติกรรมการชนกระแทก ด้านหน้าโครงสร้างรถโดยสารขนาดใหญ่ด้วยระเบียบวิธีไฟในต์เอลิเมนต์ โดยศึกษาพฤติกรรม ของโครงสร้างเดิมเปรียบเทียบกับโครงสร้างที่ถูกติดตั้งอุปกรณ์ดูดซับพลังงาน และมีการ ตรวจสอบความถูกต้องของผลลัพธ์จากโปรแกรมด้วยการเทียบเคียงกับผลการทดลองการชน กระแทกของผนังบางโดยวิธีการใช้เครื่องทดสอบตกกระแทกที่ความสูง 116.85 เซนติเมตร หลังจากนั้นได้จำลองการทดสอบตามมาตรฐาน ECE R-29 โดยใช้โปรแกรมในการวิเคราะห์ โกรงสร้างเดิมโดยไม่มีส่วนเสริมการดูดซับพลังงานพบว่ามีพลังงานตกค้างถึงหุ่นจำลองไม่เกินร้อย ละ 30 ของพลังงานกระแทกทั้งหมด และเมื่อติดอุปกรณ์ดูดซับพลังงานที่มีหน้าตัดหกเหลี่ยม พบว่ามีความสามารถในการปกป้องผู้ขับขี่ได้ดีขึ้น

Babushankar Sambamoorthy (2001) งานวิจัยนี้ได้ทำการเปรียบเทียบพฤติกรรม ของโพลียูริเทนโฟมโดยใช้โปรแกรม LS-DYNA เปรียบเทียบกับการทดสอบ โดยในการทดสอบ ใช้วิธีการทดสอบแรงกดเพราะ ในการใช้งานจริงจากการชนของรถ วัสดุจะได้รับแรงกด โดยวิธีการ ทดสอบขึ้นทดสอบมีความหนาแน่น 5 ปอร์นต่อฟุตที่ความหนา 18 และ 22 มิลลิเมตร ที่ความเร็ว การกด 15 เมตรต่อชั่วโมง สำหรับการทดสอบด้วยวิธีไฟไนต์เอลิเมนต์ต้องได้รับค่า Young's modulus Density และค่า Stress-Strain (จากการทดสอบสมบัติของวัสดุ) ทดสอบโดยเขียนวัตถุ แข็งแกรึงโดยใช้วัสดุเหล็กที่ชนกับโมเดลโพลียูริเทนโฟมด้วยความเร็ว 15 เมตรต่อชั่วโมง โดยจาก ผลการทดสอบจริงเปรียบเทียบกับการใช้ไปรแกรมไฟไนต์เอลิเมนต์ปรากฏว่าวัสดุโฟม MAT57 มี ก่าโหลดสูงสุดเท่ากับ 15,622 นิวตันซึ่งใกล้เกียงกับการทดสอบในห้องปฏิบัติการซึ่งมีค่าโหลด สูงสุด 15,155 นิวตัน ส่วนวัสดุโฟม MAT83 มีก่าโหลดสูงสุดเท่ากับ 13,392 นิวตัน
บทที่ 3 ขั้นตอนการดำเนินการวิจัย

3.1 กล่าวนำ

การศึกษาวิจัยชิ้นส่วนดูดซับแรงกระแทกด้านหน้ารถโดยสารสาธารณะนี้ เป็นการจำลอง พฤติกรรมของรถโดยสารรุ่นมินิบัส ซึ่งผลิตโดย บริษัท อู่เชิดชัยอุตสาหกรรม จำกัด โดยการ ออกแบบชิ้นส่วนดูดซับแรงกระแทกด้านหน้าเพื่อเปรียบเทียบกับโครงสร้างรถโดยสารแบบเดิม อ้างอิงเงื่อนไขการทดสอบและเกณฑ์การประเมินความปลอดภัยตามข้อกำหมด ECE R-29 โดย งานวิจัยนี้เลือกใช้วิธีการวิเคราะห์ด้วยระเบียบวิธีไฟไนท์เอลิเมนต์เป็นเครื่องมือหลักในการ ศึกษาวิจัย ซึ่งมีการตรวจสอบความถูกต้องของโปรแกรมไฟไนท์เอลิเมนต์ ANSYS Workbench LS-DYNA ด้วยการนำผลการวิเคราะห์ไปเทียบเคียงกับผลการทดสอบการเสียรูปของท่อผนังบางเสริม ด้วยโพลียูริเทนโฟม ซึ่งขั้นตอนการดำเนินงานวิจัยแสดงดังรูปที่ 3.1



รูปที่ 3.1 แผนผังแสดงขั้นตอนการคำเนินงานวิจัย

3.2 การทดสอบสมบัติวัสดุ

ในงานวิจัยนี้มีวัสดุที่ใช้ในการออกแบบอยู่ 2 ชนิด ได้แก่ วัสดุอะลูมิเนียมที่ใช้ในการ ออกแบบโครงสร้างดูดซับพลังงาน และวัสดุโพลียูริเทนโฟมที่ใช้เป็นส่วนเสริมการดูดซับพลังงาน ในท่ออะลูมิเนียมผนังบางโดยอ้างอิงการทดสอบแรงดึงของวัสดุอะลูมิเนียมตามมาตรฐาน ASTM E8 : Standard Test Methods for Tension of Metallic Materials และมาตรฐาน ISO 844 : Rigid cellular plastic – Determination of compression properties สำหรับการทดสอบวัสดุโพลียูริเทนโฟม

3.2.1 การเตรียมชิ้นทดสอบแรงดึง

ในการออกแบบชิ้นส่วนดูด<mark>ซับ</mark>แรงกระแทกด้านหน้าของรถโดยสารในงานวิจัยนี้ ได้ใช้วัสดุอะลูมิเนียมซึ่งเป็นท่อผนังบาง ทำให้การเตรียมชิ้นทดสอบเพื่อให้ได้ขนาดตามมาตรฐาน ASTM E8 นั้นต้องใช้วิธีการตัดด้วยเส้นถ<mark>วด ดังแส</mark>ดงในรูปที่ 3.2 โดยมีขนาดตามตารางที่ 3.1



รูปที่ 3.2 ชิ้นทคสอบตามมาตรฐาน ASTM E8

ตารางที่ 3.1 ขนาดชิ้น<mark>ทดสอบต</mark>ามมาตรฐาน ASTM E8

Names	Dimensions (mm)
G – Gage length	50
W – Width	12.5
T - Thickness	3
R – Radius	12.5
A – Length of reduced section	60
B – Length of grip section	75
C – Width of grip section	20

3.2.2 การทดสอบแรงดึง

การทคสอบแรงดึงเป็นการทคสอบสมบัติวัสดุเชิงกลด้วยการดึงชิ้นทคสอบให้ยึด ออกในแนวแกนจนเสียหายโคยใช้ความเร็วต่ำและคงที่ตลอคกระบวนการ โดยการทคสอบสมบัติ วัสดุอะลูมิเนียมในงานวิจัยนี้ทำการทดสอบโดยงานทดสอบสมบัติทางฟิสิกส์ ฝ่ายสนับสนุนเทคนิก ด้านวิเกราะห์ลักษณะเฉพาะของวัสดุ ศูนย์เทคโนโลยีโลหะวัสดุแห่งชาติโดยใช้เกรื่องทดสอบ Instron 8801, S/N H2059 โดยการติดตั้งการทดสอบดังแสดงในรูปที่ 3.3 ใช้ความเร็วในการดึง ทดสอบ 5 mm/min



รูปที่ 3.3 การติดตั้งชิ้นทคสอบแรงดึง

3.2.3 การเต<mark>รียมชิ้นท</mark>ุดสอบแรงกุด

ในส่วนของวัสดุโพลียูริเทนโฟมที่ใช้เป็นส่วนเสริมในการดูดซับแรงกระแทกนั้น ได้ทำการเตรียมชิ้นทดสอบตามมาตรฐาน ISO 844 โดยมีการผสมกันระหว่างสาร 2 ชนิด ได้แก่ สารโพลีออล (Polyol) หรือโฟมขาว และสารไดไอโซไซยาเนต (Diisocyanate) หรือโฟมคำ ใน อัตราส่วน 1:1 โดยการชั่งน้ำหนักมวล โดยที่โพลียูริเทนโฟมชนิดนี้มีอัตราการขยายตัวเท่ากับ 25 เท่า ทำการผสมสารทั้งสองชนิดเข้าด้วยกันแล้วทำการคนให้เข้ากันแล้วเทให้โพลียูริเทนโฟม ขยายตัวในแม่พิมพ์ที่มีขนาดเท่ากับ 100x100x50 มิลลิเมตร ตามมาตรฐาน ISO 844 ดังรูปที่ 3.4 แล้ว ทิ้งใว้ให้โฟมขยายตัวประมาณ 20 นาที



รูปที่ 3.4 ขนาดชิ้นท<mark>ุดส</mark>อบ โพลียูริเ<mark>ทน โ</mark>ฟมตามมาตรฐาน ISO 844

โดยในส่วนของงานวิ<mark>จัยนี้</mark>ได้ทำการควบคุมคว<mark>ามห</mark>นาแน่นของโพลียูริเทนโฟม 3 ก่า คือ 50, 100 และ 200 kg/m³ ซึ่งคำนวนได้จากความสัมพันธ์ของมวลและปริมาตรดังสมการที่ 3.1

 $\rho = m/v$

(3.1)

โดยที่ คือ ความหนาแน่น ρ คือ มวล т าัยเทคโนโลยีส^{ุรบ}ั ปริมาตร คือ v

3.2.4 การทดสอบแรงกด

ในการทคสอบคุณสมบัติวัสคุเชิงกลของโพลียูริเทนโฟมนั้นอ้างอิงตามมาตรฐาน ISO 844 ซึ่งเป็นการทคสอบแรงกคโดยใช้เครื่องทคสอบ INSTRON 5582 100 kN ณ ศูนย์เครื่องมือ วิทยาศาสตร์และเทคโนโลยี อาคารเครื่องมือ 6 มหาวิทยาลัยเทคโนโลยีสุรนารี ดังรูปที่ 3.5 โดยกด ที่สอบที่ความเร็ว 5 mm/min จนกระทั่งวัสคุเกิคการขุบตัวเป็นระยะ 85% ของความหนาเริ่มต้น ซึ่ง เท่ากับ 42.5 มิลลิเมตร



รูป<mark>ที่</mark> 3.5 เครื่องทคสอบ INSTRON 5<mark>5</mark>82 100 kN

3.3 การตรวจส<mark>อบค</mark>วาม<mark>ถูกต้องของโปรแกรมวิเคร</mark>าะห์<mark>ไฟใ</mark>นต์เอลิเมนต์

ในการวิดเคราะห์ปัญหาทางวิศวกรรมด้วยวิธีการไฟไนต์เอลิเมนต์นั้นจำเป็นต้องตรวจสอบ กวามถูกต้องของผลลัพธ์ที่ได้จากโปรแกรมไฟไนต์เอลิเมนต์ ซึ่งในงานวิจัยนี้เป็นการวิเคราะห์ ชิ้นส่วนดูดซับแรงกระแทกด้านหน้ารถโดยสารโดยใช้โปรแกรม ANSYS Workbench LS-DYNA เป็นเครื่องมือหลักในการวิจัย และเนื่องจากการทดสอบการดูดซับแรงกระแทกด้านหน้ารถโดยสาร จริงนั้นมีค่าใช้จ่ายในการทดสอบที่สูง ทำให้ไม่สามารถทำการทดสอบเพื่อยืนยันผลการวิเคราะห์ ด้วยโปรแกรมได้ ดังนั้นจึงเลือกการทดสอบการเสียรูปและการดูดซับพลังงานของท่ออะลูมิเนียมที่ มีการเสริมด้วยโพลียูริเทนโฟมเพื่อตรวจสอบกวามถูกต้องของโปรแกรมไฟไนต์เอลิเมนต์

3.3.1 การทดสอบการเสียรูปของท่ออะลูมิเนียมเสริมด้วยโพลียูริเทนโฟม

ในงานวิจัยนี้ได้เลือกวิธีการทคสอบแบบกควัสคุด้วยความเร็วคงที่เพื่อดูการเสียรูป และการดูดซับพลังงานของท่ออะลูมิเนียม เนื่องจากสามารถเห็นพฤติกรรมการเสียรูปของวัสคุได้ ชัคเจน โดยใช้เกรื่องทดสอบ INSTRON 5582 100 kN ณ ศูนย์เกรื่องมือวิทยาศาสตร์และเทกโนโลยี อาการเกรื่องมือ 6 มหาวิทยาลัยเทกโนโลยีสุรนารี ในการทดสอบ โดยวัสคุที่ใช้ทดสอบเพื่อยืนยัน ผลความถูกต้องของโปรแกรมมีขนาดความสูงต่อเส้นผ่านศูนย์กลาง 1.86 และมีความหนา 1.5 มิลลิเมตร เสริมด้วยโพลียูริเทนโฟมที่ความหนาแน่น 50 kg/m³ ดังแสดงในรูปที่ 3.6



รูปที่ 3.6 ท่ออะลูมิเนียมเสร<mark>ิมด้</mark>วยโพลียูร<mark>ิเทน</mark>โฟมที่ความหนาแน่น 50 k_{g}/m^{3}

3.3.1.1 วิธีการทดสอบ

1) ติดตั้งหัวกดสำหรับการทดสอบแรงกดสำหรับเครื่อง INSTRON 5582

100 kN ดังแสดงในรูปที่ 3.7



รูปที่ 3.7 การติดตั้งหัวกดสำหรับการทดสอบแรงกด

 ตั้งค่าโปรแกรมสำหรับการทดสอบดังแสดงในรูปที่ 3.8 โดยมี รายละเอียดดังต่อไปนี้



รูปที่ 3.8 การตั้งค่าโปรแกรมสำหรับการ<mark>ท</mark>ดสอบแรงกด

หมายเลข

1) ป้อนรายละเอียดของวัสดุ ซึ่งมีขนาดเล้นผ่านศูนย์กลาง 101.6 มิลลิเมตรและมีความ สูงเท่ากับ 165 มิลลิเมตร

2) ตั้งค่าความเร<mark>็วในการกดุทุคสอบ โดยใช้ความ</mark>เร็วในการกุคที่ 10 mm/min เป็นระยะ 50 มิลลิเมตร

3) ตั้งค่าระยะเริ่มต้นก่อนเริ่มทำการทดสอบ

4) ล้างค่าโหลดตกค้างก่อนเริ่มการทดสอบ

5) เริ่มการทคสอบ

3.3.2 การวิเคราะห์แบบจำลองการเสียรูปและการดูดซับพลังงานของท่ออะลูมิเนียม

แบบจำลองการเสียรูปภายใต้แรงในแนวแกน โดยแบบทดสอบมีอัตตราส่วนความ สูงต่อเส้นผ่านสูนย์กลางเท่ากับ 1.86 และมีความหนาเท่ากับ 1.5 มิลลิเมตร ทำการวิเคราะห์โดย กำหนดให้แผ่นกดเป็นวัตถุแข็งเกร็งกดท่ออะลูมิเนียมเป็นระยะ 82.5 มิลลิเมตร และฐานของท่อ อะลูมิเนียมเป็นวัตถุแข็งเกร็งถูกยึดตรึงไว้ จากเงื่อนไขขอบเขตที่กล่าวมาจึงนำเนินกระบวนการทาง ระเบียบวิธีไฟไนต์เอลิเมนต์ดังรายละเอียดต่อไปนี้

3.3.2.1 การสร้างแบบจำลองการเสียรูปของท่ออะลูมิเนียม

ทำการสร้างแบบจำลองการเสียรูปโดยใช้โปรแกรม ANSYS Workbench LS-DYNA ประกอบด้วยแผ่นกดและฐานรองท่ออะลูมิเนียมขนาด 120 x 120 มิลลิเมตร โดยที่ไม่มี ความหนา และชิ้นทดสอบท่ออะลูมิเนียมขนาดเส้นผ่านศูนย์กลาง 88.9 มิลลิเมตร โดยที่ไม่มีความ หนา และมีความสูงของชิ้นทดสอบ 165 มิลลิเมตร และเสริมด้วยโพลียูริเทนโฟมที่ความหนาแน่น 50 kg/m³ ดังแสดงในรูปที่ 3.9



รูปที่ 3.9 แบบจำล<mark>องวิเคราะห์การเสียรูปของท่ออะลูมิ</mark>เนียมเสริมโพลียูริเทนโฟม

3.3.2.2 การกำหนดสมบัติวัสดุ

การกำหนดสมบัติของวัสดุของแบบจำลองท่ออะลูมิเนียมเสริมด้วย โพลียูริเทนโฟมได้ทำการกำหนดสมบัติของวัสดุของท่ออะลูมิเนียมเป็นแบบ multilinear Isotropic Hardening ซึ่งได้จากก่าความเก้นและความเกรียดจริงของวัสดุในช่วงวัสดุไม่มีการยืดหยุ่น และ กำหนดสมบัติวัสดุของโพลียูริเทนโฟมเป็นแบบ Isotropic Elasticity โดยมีรายละเอียดดังต่อไปนี้

1) วัสดุท่ออะลูมิเนียม กำหนดให้มีค่าโมดูลัสของยังเท่ากับ 69.343 GPa มีความหนาแน่น เท่ากับ 2698.6 kg/m³ สัดส่วนปัวส์ซองเท่ากับ 0.33 และค่าความเค้นกับความเครียดจริงในช่วง วัสดุไม่มีการยึดหยุ่นดังแสดงในรูปที่ 3.15 2) วัสดุโพลียูริเทนโฟม กำหนดให้มีค่าโมดูลัสของยังเท่ากับ 1.53 MPa ความหนาแน่น เท่ากับ 50 kg/m³ สัดส่วนปัวส์ซองเท่ากับ 0.33

 แผ่นกดและฐานรองท่ออะลูมิเนียม กำหนดให้เป็นเหล็กโดยใช้ก่าสมบัติวัสดุจากข้อมูล วัสดุในโปรแกรม มีก่าโมดูลัสของยังเท่ากับ 200 GPa กวามหนาแน่นเท่ากับ 7850 kg/m³ และ สัดส่วนปัวส์ซองเท่ากับ 0.3

3.3.2.3 การกำหนดเอลิเมนต์

การกำหนดเอลิเมนต์สำหรับการวิเคราะห์แบบจำลองการเสียรูปของท่อ อะลูมิเนียมเสริมโพลียูริเทนโฟมแบ่งเป็น 3 <mark>ส่วน</mark> ได้แก่

 เอลิเมนต์สำหรับแผ่นกดและฐานรองท่ออะลูมิเนียม กำหนดให้เป็นแบบสามมิติ โดยมี ขนาดเอลิเมนต์เท่ากับ 5 มิลลิเมตร

2) เอลิเมนต์สำหรับท่ออะลูมิเนียม กำหนดให้เป็นแบบสามมิติ โดยมีขนาดเอลิเมนต์เท่ากับ
3 มิลลิเมตร

 เอลิเมนต์สำหรับโพลียูริเทนโฟม กำหนดให้เป็นแบบสามมิติ โดยมีขนาดเอลิเมนต์ เท่ากับ 3 มิลลิเมตร

3.3.2.4 การ<mark>กำห</mark>นดเงื่อนไขการสัมผัส

การกำหนดเงื่อนไขการสัมผัสของแ<mark>บ</mark>บจำลองในการวิเคราะห์เป็นแบบมี ความเสียดทาน (frictional) มีค่าสัมประสิทธ์การเสียดทานเท่ากับ 0.3

3.3.2.5 การกำหนดขอบเขตการวิเคราะห์

การวิเคราะห์การเสียรูปของท่ออะลูมิเนียมเสริมโพลียูริเทนโฟม โดย กำหนดให้แผ่นกดเคลื่อนที่ในแนวแกน (remote displacement) เป็นระยะ 82.5 มิลลิเมตร และ กำหนดให้ฐานรองถูกตรึงแน่น

3.4 การวิเคราะห์แบบจำลองชิ้นส่วนดูดซับแรงกระแทก

การวิเคราะห์แบบจำลองชิ้นส่วนดูคซับแรงกระแทกด้านหน้ารถโดยสารนี้ ทำการวิเคราะห์ โดยโปรแกรมไฟในต์เอลิเมนต์ ANSYS Workbench LS-DYNA โดยใช้ค่าสมบัติวัสดุจากการทดล องเพื่อทำการวิเคราะห์โดยมีรายละเอียดดังต่อไปนี้

3.4.1 การออกแบบชิ้นส่วนดูดซับแรงกระแทก

ในการออกแบบชิ้นส่วนดูดซับแรงกระแทกด้านหน้านั้น ได้ทำการออกแบบจาก พื้นที่การใช้งานจริงของรถมินิบัสซึ่งผลิตโดย บริษัท อู่เชิดชัยอุตสาหกรรม จำกัด ทำการออกแบบ โดยใช้โปรแกรมANSYS Workbench LS-DYNA ที่อัตราส่วนของความสูงต่อเส้นผ่านศูนย์กลาง เท่ากับ 1.62 และมีความหนาเท่ากับ 3 มิลลิเมตร ทำการออกแบบโดยการเพิ่มจำนวนลอนของท่อ อะลูมิเนียมที่จำนวน 2, 3 และ 4 ลอน ดังแสดงในรูปที่ 3.10 และมีการเสริมโพลียูริเทนโฟมที่ความ หนาแน่น 50, 100 และ 200 kg/m³



รูปที่ 3.10 รายละเอียดการออกแบบท่ออะลูมิเนียม (ก) ท่ออะลูมิเนียมจำนวน 2 ลอน (ข) ท่ออะลู<mark>มิเนีย</mark>มจำนวน 3 ลอน (ค) ท่<mark>ออะ</mark>ลูมิเนียมจำนวน 4 ลอน

3.4.2 การวิเคราะห์แบบจำลองชิ้นส่วนดูดชับแรงกระแทก

ในการวิเคราะห์แบบจำลองชิ้นส่วนดูดซับแรงกระแทกแบ่งออกเป็นทั้งหมด 4 รูปแบบ และในแต่ละรูปแบบจะมีการเสริม โพลียูริเทน โฟมที่ความหนาแน่น 50, 100, 200 และท่อ อะลูมิเนียมที่ไม่มีการเสริม โพลียูริเทน รวมทั้งสิ้นจำนวน 16 แบบจำลอง

10

3.4.2.1 การกำหนดสมบัติวัสดุ

สมบัติวัสคุที่ใช้ในการวิเกราะห์แบบจำลองทั้งหมด ได้รับจากการทคสอบ สมบัติวัสคุในห้องปฏิบัติการ โดยกำหนดสมบัติของวัสคุอะลูมิเนียมเป็นแบบไอโซทรอปิกเชิง หลายเส้น (Multilinear Isotropic Hardening) และกำหนดสมบัติวัสคุของโพลียูริเทนโฟมเป็นแบบ ไอโซทรอปิกยึดหยุ่น (Isotropic Elasticity)

 1) วัสดุอะลูมิเนียม กำหนดให้มีค่าโมดูลัสของยังเท่ากับ 69.343 GPa มีความ หนาแน่น เท่ากับ 2698.6 kg/m³ สัดส่วนปัวส์ซองเท่ากับ 0.33 และค่าความเค้นกับความเครียดจริงในช่วง วัสดุไม่มีการยึดหยุ่นดังแสดงในรูปที่ 3.11



รูปที่ 3.11 กราฟความสัมพันธ์ระหว่างความเค้นกับความเครียดจริงแบบไฮโซทรอปิกเชิงหลายเส้น ของวัสดุอะลูมิเนียม

2) วัสดุโพลียูริเทนโฟมที่ความหนาแน่น 50 kg/m³ กำหนดให้มีค่าโมดูลัสของยังเท่ากับ
1.53 MPa สัดส่วนปัวส์ซองเท่ากับ 0.33

 วัสดุโพลียูริเทนโฟมที่ความหนาแน่น 100 kg/m³ กำหนดให้มีค่าโมดูลัสของยัง เท่ากับ 4.75 MPa สัดส่วนปัวส์ซองเท่ากับ 0.33

วัสดุโพลียูริเทนโฟมที่ความหนาแน่น 200 kg/m³ กำหนดให้มีค่าโมดูลัสของยัง
เท่ากับ 14.59 MPa สัดส่วนปัวส์ซองเท่ากับ 0.33

5) แผ่นกดและฐานรองท่ออะลูมิเนียม กำหนดให้เป็นเหล็กโดยใช้ค่าสมบัติวัสดุจาก ข้อมูลวัสดุในโปรแกรม มีค่าโมดูลัสของยังเท่ากับ 200 GPa ความหนาแน่นเท่ากับ 7850 kg/m³ และสัดส่วนปัวส์ซองเท่ากับ 0.3

3.4.2.2 การกำหนดเอลิเมนต์

การกำหนดเอลิเมนต์สำหรับการวิเคราะห์แบบจำลองการเสียรูปของท่อ อะลูมิเนียมเสริม โพลียูริเทน โฟมแบ่งเป็น 3 ส่วน ได้แก่

 เอลิเมนต์สำหรับแผ่นกดและฐานรองท่ออะลูมิเนียม กำหนดให้เป็นแบบสาม มิติ โดยมีขนาดเอลิเมนต์เท่ากับ 5 มิลลิเมตร

 เอลิเมนต์สำหรับท่ออะลูมิเนียม กำหนดให้เป็นแบบสามมิติ โดยมีขนาดเอลิ เมนต์เท่ากับ 3 มิลลิเมตร เอลิเมนต์สำหรับโพลียูริเทนโฟม กำหนดให้เป็นแบบสามมิติ โดยมีขนาดเอลิ เมนต์เท่ากับ 3 มิลลิเมตร

3.4.2.3 การกำหนดเงื่อนใขการสัมผัส

การกำหนดเงื่อนไขการสัมผัสของแบบจำลองในการวิเคราะห์เป็นแบบมี ความเสียดทาน (frictional) มีค่าสัมประสิทธ์การเสียดทานเท่ากับ 0.3

3.4.2.4 การกำหนดขอบเขตการวิเคราะห์

การวิเคราะห์การเสียรูปของท่ออะลูมิเนียมเสริมโพลียูริเทนโฟม โดย กำหนดให้แผ่นกดเคลื่อนที่ในแนวแกน (remote displacement) เป็นระยะ 82.5 มิลลิเมตร และ กำหนดให้ฐานรองถูกตรึงแน่น

3.5 การวิเคราะห์การชนกระแทก<mark>ด้</mark>านหน้<mark>า</mark>รถโดยสาร

การวิเคราะห์การชนกระแทกโครงสร้างค้านหน้ารถโดยสารภายใต้เงื่อนไขการทดสอบ ตามข้อกำหนด ECE R-29 โดยโครงสร้างรถต้องได้รับภาระกรรมการชนกระแทกจากถูกตุ้มมวล 1500 กิโลกรัม ชนกับโครงสร้างค้านหน้าด้วยพลังงานจลน์ 55 กิโลจูล โดยใช้แบบจำลองโครงสร้าง ส่วนหน้ารถโดยสารรุ่นมินิบัสจากบริษัท อู่เชิดชัยอุตสาหกรรม จำกัด โดยที่แบบประกอบไปด้วย โครงสร้างสีส้มแสดงถึงโครงสร้างในส่วนของแชสซีของรถโดยสาร โครงสร้างสีเขียวแสดงถึง โครงสร้างหลักของรถโดยสาร และแบบจำลองสีเขียวอ่อนแสดงถึงหุ่นจำลองของผู้ขับขี่ดังแสดงใน รูปที่ 3.12 ทำการวิเคราะห์ไฟไนต์เอลิเมนต์ด้วยโปรแกรม ANSYS Workbench LS-DYNA โดยมี รายละเอียดการวิเคราะห์ดังต่อไปนี้

> ะ รัววักยาลัยเทคโนโลยีสุรบโ



รูปที่ 3.1<mark>2 แบบจำลองโครงสร้างส่วนหน้าร</mark>ถโดยสารมินิบัส

3.5.1 การ<mark>กำหน</mark>ดส<mark>มบัติของ</mark>วัสดุ

โครงสร้างรถโดยสารรุ่นมินิบัสใช้วัสดุ 2 ชนิด ได้แก่ วัสดุ Stainless Steel RST 4003 ซึ่งกำหนดให้กับโครงสร้างแชสซี และ วัสดุ Steel STKR 400 กำหนดให้กับโครงสร้างหลัก ทั้งหมด ดังรูปที่ โดยกำหนดวัสดุทั้ง 2 ชนิด เป็นแบบ bilinear Isotropic Hardening ซึ่งวัสดุ Stainless Steel RST 4003 ดังรูปที่ 3.13 มีค่าโมดูลัสของยังเท่ากับ 200.56 GPa สัดส่วนปัวส์ซอง เท่ากับ 0.304 และความหนาแน่นเท่ากับ 7940 kg/m³ ส่วนวัสดุ Steel STKR 400 มีค่าโมดูลัสของ ยังเท่ากับ 201.6 GPa สัดส่วนปัวส์ซองเท่ากับ 0.26 และความหนาแน่นเท่ากับ 7850 kg/m³



รูปที่ 3.13 กราฟความสัมพันธ์ระหว่างความเค้นกับความเกรียดแบบ bilinear Isotropic Hardening ของวัสดุ Stainless <mark>Stee</mark>l RST 4003 และ Stee<mark>l ST</mark>KR 400

3.5.2 การกำหนดเอลิเมนต์

โครง<mark>สร้า</mark>งรถโดยสารทั้งหมุดถูกกำหนดเป็นเอลิเมนต์แบบสามมิติ และมีขนาดเอลิ เมนต์เท่ากับ 10 มิลลิเม<mark>ตร ท</mark>ำให้มีจำนวนเอลิเมนต์ 101,192 เอลิเมนต์ และจำนวนจุดต่อ 99,761 จุด

3.5.3 การกำหน<mark>ดเงื่อนไขการสัมผัส</mark>

การเชื่อมต่อระหว่างชิ้นส่วนโครงสร้างรถโดยสารเป็นแบบเชื่อมต่อแข็งเกร็ง โดย การกำหนดจุดเชื่อมต่อ (joint) โดยการสัมผัสระหว่างพื้นผิวและพื้นผิว ไม่มีการทะลุผ่านพื้นผิวซึ่ง กันและกัน ส่วนการสัมผัสระหว่างลูกตุ้มกับโครงสร้างรถโดยสารเป็นแบบไม่มีสัมประสิทธ์แรง เสียดทาน เนื่องจากโครงสร้างทั้งสองไม่ได้เป็นโครงสร้างที่เชื่อมต่อกัน

3.5.4 การกำหนดเงื่อนไขขอบเขต

การทคสอบตามข้อกำหนค ECE R-29 กำหนคให้มีการยึคตรึงส่นหน้า 2 จุค ทำมุม 25° กับพื้นระนาบ โดยกำหนคการยึคตรึงเป็นแบบกำจัคการเกลื่อนที่ (remote displacement) และ ยึคส่วนหลังแบบตรึงแน่น (fixed support) คังรูปที่ 3.14 โครงสร้างรถโดยสารจะต้องได้รับพลังงาน จลน์จากการชนกระแทกตามข้อกำหนค ECE R-29 เท่ากับ 55 kJ ด้วยมวลลูกตุ้ม 1500 kg ทำให้พุ่ง เข้าชนด้วยความเร็วต้น (initial velocity) เท่ากับ 8.5635 m/s



รูปที่ 3.14 เงื่อนไขขอบ<mark>เขต</mark>การวิเคราะห์โครงสร้างรถโดยสาร



บทที่ 4 ผลการวิจัยและวิเคราะห์ผล

4.1 กล่าวนำ

ในบทนี้จะนำเสนอผลการวิจัยโดยแบ่งออกเป็น 3 ส่วน คือ ผลการตรวจสอบความถูก ต้องการทดสอบการเสียรูปของท่ออะลูมิเนียมเสริม โพลียูริเทน โฟม กับผลการวิเคราะห์โดย โปรแกรม ANSYS Workbench LS-DYNA จากนั้นนำมาสู่การออกแบบชิ้นส่วนดูดซับแรงกระแทก ของโครงสร้างรถโดยสาร และในส่วนสุดท้ายคือการวิเคราะห์การชนกระแทกของโครงสร้างรถ โดยสารแบบเดิมเทียบผลการวิเคราะห์กับการชนกระแทกของโครงสร้างรถโดยสารที่เสริมชิ้นส่วน ดูดซับแรงกระแทก โดยทั้งหมดอ้างอิงเงื่อนไขการทดสอบตามข้อกำหนด ECE R-29

4.2 ผลการทดสอบค่าสม<mark>บัติ</mark>เชิงกลของวัสดุ

ในส่วนของผลการทุดสอบสมบัติเชิงกลของวัสดุนั้น มีวัสดุ 2 ชนิด ที่ทุดสอบ คือ อะลูมิเนียมและโพลียูริเทนโฟม โดยในส่วนของโพลียูริเทนโฟมนั้นแบ่งออกเป็น 3 ค่าความ หนาแน่น ซึ่งผลการทุดสอบเป็นดังต่อไปนี้

4.2.1 ผลการทดสอ<mark>บสมบัติเชิงกลของวัสดุอะลูม</mark>ิเนียม

อะลูมิเนียมที่ใช้ในการทดสอบเป็นท่อผนังบาง จึงอ้างอิงการทดสอบจากมาตรฐาน ASTM E8 โดยชิ้นทดสอบหลังการทดสอบดังแสดงในรูปที่ 4.1และผลที่ได้จากการทดสอบดัง แสดงในรูปที่ 4.2 และนำชิ้นทดสอบทั้งหมดมาทำการหาก่าเฉลี่ย โดยสามารถกำนวณก่าโมดูลัส ของยังได้เท่ากับ 69,343 MPa



รูปที่ 4.1 ชิ้นทคสอบอะลูมิเนียมหลังจากการทคสอบแรงคึง



รูปที่ 4.2 กราฟแสดงความสัมพันธ์ระหว่างความเค้นกับความเครียดทางวิศวกรรมของวัสดุ อะลูมิเนียม

จากความสัมพันธ์ระหว่างความเค้นและความเครียดทางวิศวกรรมจากการทดสอบนั้น เป็น ข้อมูลสำคัญสำหรับการออกแบบและพัฒนาทางค้านวิศวกรรม ซึ่งค่าความเก้นทางวิศวกรรมนั้น พิจารณาจากแรงที่กระทำต่อพื้นที่หน้าตัดเริ่มต้นเท่านั้น แต่ในความเป็นจริงแล้วเมื่อวัสดุถูกแรงดึง ทำให้พื้นที่หน้าตัดเปลี่ยนแปลงไป โดยสามารถคำนวณความเก้นจริงและความเครียดจริงจาก สภาวะที่วัสดุเปลี่ยนแปลงพื้นที่หน้าตัดไปดังสมการที่ 4.1 และ 4.2

$$\sigma_t = \sigma_e(1 + \varepsilon_e)$$
(4.1)

$$\varepsilon_t = \ln(1 + \varepsilon_e) \tag{4.2}$$

- โดยที่ \mathcal{E}_{e} คือ ความเครียดทางวิสวกรรม
 - σ_e คือ ความเค้นทางวิศวกรรม
 - \mathcal{E}_t คือ ความเครียดจริง
 - σ_t คือ ความเค้นจริง

38



รูปที่ 4.3 กราฟกวามสัมพันธ์ระหว่างกวามเก้นกับ<mark>กวา</mark>มเกรียดจริงของวัสดุอะลูมิเนียม

4.2.2 ผลการทด<mark>ส</mark>อบสมบัติเชิงกลของโพลียูริเทนโฟม

สมบัติเชิงกลของโพลียูริเทนโฟมในงานวิจัยนี้ ได้อ้างอิงการทดสอบจากมาตรฐาน ISO844 แบ่งออกเป็น 3 ก่ากวามหนาแน่น คือ 50, 100 และ 200 kg/m³ โดยผลที่ได้นำมากำนวณหา ก่าโมดูลัสของยัง จากสมการ 4.3 และความสัมพันธ์ระหว่างกวามเค้นกับความเครียดจริง มี รายละเอียดดังต่อไปนี้



รูปที่ 4.4 ชิ้นทคสอบโพลียูริเทนโฟมหลังการทคสอบ

$$E = \frac{F_m h_0}{A \triangle h} \tag{4.3}$$

โดยที่	Ε	คือ	ค่าโมคูลัสของยัง
	F_m	คือ	แรง ณ จุดคลากของวัสคุ
	h_0	คือ	ความหนาเริ่มต้น
	A	คือ	พื้นที่หน้าตัดเริ่มต้น

 $_{\Delta}h$ คือ ความหนาที่เปลี่ยน<mark>ไป</mark>

4.2.2.1 โพลียูริเทนโฟมที่ความหนาแน่น 50 kg/m^3

ผลการทดสอบโพลียูริเทนโฟมที่ความหนาแน่น 50 kg/m³ สามารถ คำนวณค่าโมดูลัสของยังได้เท่ากับ 1.53 MPa และความสัมพันธ์ระหว่างความเค้นกับความเครียด จริง ดังแสดงในรูปที่ 4.5

4.2.2.2 โพลียูริเทนโฟมที่ความหนาแน่น 100 kg/m^3

ผลการทุดสอบโพลียูริเทนโฟมที่กวามหนาแน่น 100 kg/m³ สามารถ กำนวณก่าโมดูลัสของยังได้เท่ากับ 4.75 MPa และกวามสัมพันธ์ระหว่างกวามเก้นกับกวามเกรียด จริง ดังแสดงในรูปที่ 4.5

4.2.2.3 โพลียูริเทนโฟมที่ความหนาแน่น 200 kg/m^3

ผลการทดสอบโพลียูริเทนโฟมที่กวามหนาแน่น 200 kg/m³ สามารถ กำนวณก่าโมดูลัสของยังได้เท่ากับ 14.59 MPa และกวามสัมพันธ์ระหว่างกวามเก้นกับกวามเกรียด จริง ดังแสดงในรูปที่ 4.5



รูปที่ 4.5 กราฟความสัมพันธ์ระหว่างกวามเก้<mark>นกับ</mark>ความเครียดจริงของโพลียูริเทนโฟมที่ กวามหนาแน่นต่าง ๆ

4.3 ผลการตรวจสอบความถูกต้องของโปแกรมไฟในต์เอลิเมนต์

จากการทดสอบการเสียรูปของท่ออะลูมิเนียมเสริมด้วยโพลียูริเทนโฟมที่ความหนาแน่น 50 kg/m³ ด้วยเงื่อนไขเดียวกัน เปรียบเทียบกับการวิเคราะห์แบบจำลองการเสียรูปของท่อ อะลูมิเนียมเสริมด้วยโพลียูริเทนโฟมที่กวามหนาแน่น 50 kg/m³ ผลเป็นดังต่อไปนี้

4.3.1 การเสียรูปของโครงสร้างท่ออะลูมิเนียม

ลักษณะการเสียรูปของโครงสร้างท่ออะลูมิเนียมเสริมโพลียูริเทนโฟม มีการเสีย รูปแบบวงแหวนซ้อนทับกัน (Concertina Mode) โดยชิ้นทดสอบทั้ง 3 ชิ้น มีลักษณะการเสียรูปใน ลักษณะเดียวกัน เทียบกับผลการวิเคราะห์ด้วยโปรแกรมซึ่งมีลักษณะการเสียรูปเป็นแบบวงแหวน ซ้อนทับกันเช่นเดียวกับการทดสอบ ดังรูปที่ 4.6 ซึ่งความสัมพันธ์ระหว่างค่าภาระแรงที่กระทำกับ ระยะการยุบตัวของโครงสร้างแสดงดังรูปที่ 4.7



รูปที่ 4.6 การเสียรูปของก<mark>า</mark>รทดสอ<mark>บแล</mark>ะการวิเคราะห์ด้วยโปรแกรม



รูปที่ 4.7 กราฟความสัมพันธ์ระหว่างแรงกับระยะการขุบตัวของการทดสอบและการวิเคราะห์ด้วย โปรแกรม

Specimen		Max Force (kN)	Mean Force (kN)	Energy (J)	
t#		79.70	33.25	1,664.53	
#2 #3	#2	81.52	32.09	1,606.44	
	#3	84.83	33.53	1,677.03	
Simulation		68.15	35.93	1,804.4	
Error (%)		16.91	9.01	9.40	

ตารางที่ 4.1 ผลการทดสอบและการวิเคราะห์ด้วยวิธีการไฟในต์เอลิเมนต์

เมื่อพิจารณาผลที่ได้จากการทดสอบเปรียบเทียบกับการวิเคราะห์ด้วยโปรแกรม พบว่า การ เสียรูปของโครงสร้างท่ออะลูมิเนียมเสริมด้วยโพลียูริเทนโฟมมีลักษณะการเสียรูปอยู่ในโหมดวง แหวนซ้อนทับกัน (Concertina mode) เหมือนกัน แต่เกิดในทิศทางตรงกันข้าม ถึงแม้ว่าก่าแรงสูงสุด จะต่างกันพอสมควรแต่ก่าแรงเฉลี่ยนั้นมีก่าที่ใกล้เคียงกัน

4.4 การวิเคราะห์แบบจำลองชิ้นส่วนดูดซับแรงกระแทก

ชิ้นส่วนดูดซับแรงกระแทกที่มีประสิทธิภาพนั้นจะต้องสามารถกระจายพลังงานจลน์จาก การชนกระแทกได้ดีเพื่อไม่ให้เกิดความเสียหายต่อโครงสร้างรถและความปลอดภัยของผู้โดยสาร ซึ่งการออกแบบและวิเคราะห์ในงานวิจัยนี้ได้ทำการเปรียบเทียบการดูดซับพลังงานและ ประสิทธิภาพการชนกระแทกของท่ออะลูมิเนียมทั้งหมด 4 รูปแบบ แต่ละรูปแบบมีการเสริมด้วยโพ ลียูริเทนโฟมที่ความหนาแน่นแตกต่างกัน โดยผลของการเสียรูปแสดงในตารางที่ 4.2 ซึ่งแรงสูงสุด (Peak load) ในช่วงแรกนั้นก่อยๆลุกลงตามจำนวนลอนที่เพิ่มขึ้นเนื่องจากการเพิ่มจำนวนลอนนั้น ทำให้การเสียรูปนั้นง่ายขึ้นทำให้การดูดซับพลังงานลดลง ดังแสดงในรูปที่ 4.8 ถึง 4.15

43

จำนวนลอน		ความหนาแน่น kg/m³			
		0	50	100	200
ไม่มีลอน	<u>ກ</u> າพເຕີ້ນ				
	ภาพตัดขวาง			F	
2	ภาพเติม				
	ภาพตัดขวาง				
3	ກາ พ ເตີມ				
	ภาพตัดขวาง				
4	ກາ พ ເຕັ້ມ				
	ภาพตัดขวาง				

ตารางที่ 4.2 การเสียรูปของแบบจำลองท่ออะลูมิเนียมจากการวิเคราะห์ด้วยโปรแกรม



รูปที่ 4.8 ความสัมพันธ์ระหว่างแรงกับระย<mark>ะกา</mark>รยุบตัวของโครงสร้างท่ออะลูมิเนียม ที่ไม่มีการรีคลอน



รูปที่ 4.9 ความสัมพันธ์ระหว่างพลังงานกับเวลาของโครงสร้างท่ออะลูมิเนียม ที่ไม่มีการรีคลอน



รูปที่ 4.10 ความสัมพันธ์ระหว่างแรง<mark>กับร</mark>ะยะการยุ<mark>บตัว</mark>ของโครงสร้างท่ออะลูมิเนียมจำนวน 2 ลอน



รูปที่ 4.11 ความสัมพันธ์ระหว่างพลังงานกับเวลาของโครงสร้างท่ออะลูมิเนียมจำนวน 2 ลอน



รูปที่ 4.12 ความสัมพันธ์ระหว่างแรง<mark>กับร</mark>ะยะการยุ<mark>บตัว</mark>ของโครงสร้างท่ออะลูมิเนียมจำนวน 3 ลอน



รูปที่ 4.13 ความสัมพันธ์ระหว่างพลังงานกับเวลาของโครงสร้างท่ออะลูมิเนียมจำนวน 3 ลอน



รูปที่ 4.14 ความสัมพันธ์ระหว่างแรง<mark>กับร</mark>ะยะการยุ<mark>บตัว</mark>ของโครงสร้างท่ออะลูมิเนียมจำนวน 4 ลอน



รูปที่ 4.15 ความสัมพันธ์ระหว่างพลังงานกับเวลาของโครงสร้างท่ออะลูมิเนียมจำนวน 4 ลอน

Corrugated	Density(kg/m^3)	Max load (kN)	fax load (kN) Mean load (kN)	
0	0	147.21	87.87	7,773.68
	50	148.32	93.49	7,980.76
	100	151.45	106.25	9,054.34
	200	172.112	134.32	12,313.14
2	0	1 <mark>24.</mark> 10	65.26	5,472.58
	50	1 <mark>48.</mark> 63	110.27	10,055.12
	100	175.68	114.26	9,481.13
	200	196.19	136.86	11,294.82
3	0	113.60	56.57	4,906.78
	50	115.98	64.74	5,349.85
	100	121.24	79.53	6,615.82
	200	156.11	114.89	9,691.34
4	0	114.10	61.62	5,183.74
	50	114.60	67.42	5,613.75
	100	115.47	76.61	6,383.01
	200	156.52	111.22	9,521.31

ตารางที่ 4.3 ผลการวิเคราะห์แบบจำลองด้วยวิธีการไฟไนต์เอลิเมนต์

4.4.1 การเปรียบเทียบความสามารถในการดูดซับพลังงานและประสิทธิภาพการชน กระแทก

ในการเลือกแบบจำลองในการนำไปออกแบบเป็นชิ้นส่วนดูคซับแรงกระแทกใน รถโดยสารนั้น พิจารณาจากความสามารถในการดูคซับพลังงานและประสิทธิภาพการชนกระแทก ซึ่งจากการวิเคราะห์ด้วยโปรแกรมไฟในต์เอลิเมนต์ พบว่าท่ออะลูมิเนียมที่ไม่มีการรีดลอนโดยมี การเสริมโพลียูริเทนโฟมที่ความหนาแน่น 200 kg/m³ มีความสามารถในการดูคซับพลังงานสูง ที่สุดที่ 12.31 kJ และประสิทธิภาพการชนกระแทกสูงที่สุดที่ 78.04 % และพบว่าการเพิ่มจำนวน ลอนของแบบจำลองท่ออะลูมิเนียมนั้นทำให้แรงเฉลี่ยลดน้อยลงเนื่องจากแรงกระทำที่ลดลงที่ทำให้ เกิดการเสียรูปเมื่อเทียบกับแบบจำลองท่ออะลูมิเนียมที่ไม่มีการรีดลอนที่ระยะการยุบตัวเท่ากัน โดย ความสามารถในการดูคซับพลังงานของท่ออะลูมิเนียมแสดงดังรูปที่ 4.16 และประสิทธิภาพการชน กระแทกแสดงดังรูปที่ 4.17



รูปที่ 4.16 แผนภาพการเปรียบเท<mark>ีบบ</mark>ความสา<mark>ม</mark>ารถในการดูดซับพลังงานของแบบจำลอง



รูปที่ 4.17 แผนภาพการเปรียบเทียบประสิทธิภาพการชนกระแทกของแบบจำลอง

4.5 ผลการวิเคราะห์แบบจำลองโครงสร้างรถโดยสารแบบเดิม

จากข้อกำหนด ECE R-29 ซึ่งกำหนดให้โครงสร้างต้องได้รับพลังงานจลน์เท่ากับ 55 kJ คิด เป็นความเร็วต้น 8.5635 m/s โดยในส่วนของการวิเคราะห์กวามแข็งแรงของโครงสร้างรถโดยสาร แบบเดิมมีดังต่อไปนี้

4.5.1 การเสียรูปของโครงสร้างรถโดยสาร

เมื่องโครงสร้างรถโดยสารได้รับพลังงานจลน์จากการชนกระแทกของลูกตุ้ม พบว่า โครงสร้างกันชนส่วนหน้าซึ่งเป็นวัสดุ Steel STKR 400 เกิดการเสียรูปและถ่ายเทพลังงานไป ยังโครงสร้างเสาคู่หน้าต่อไปยังโครงสร้างส่วนหลังคา จนกระทั่งโครงสร้างกันชนส่วนหน้าสัมผัส กับแชสซี ทำให้พลังงานที่เหลือถูกถ่ายเทไปยังโครงสร้างของแชสซี โดยตำแหน่งที่เกิดการเสียรูป สูงเกิด ณ ตำแหน่งจุดเชื่อมด้านบนตรงกลางของโครงสร้างกันชนส่วนหน้าเป็นระยะ 378.83 mm แสดงในรูปที่ 4.18



รูปที่ 4.18 <mark>แผนภาพการเสียรูปของโครงสร้างรถโดย</mark>สารแบบเคิม

4.5.2 ความเค้นที่เกิดขึ้นกับโครงสร้างรถโดยสาร

เมื่อโครงสร้างรถโดยสารได้รับพลังงานจลน์จากการชนกระแทก พบว่า ความเค้น เริ่มเกิดจากโครงสร้างกันชนส่วนหน้าและถูกถ่ายไปยังเสาคู่หน้าขึ้นสู่โครงสร้างส่วนหลังคา จนกระทั่งโครงสร้างกันชนส่วนหน้าเกิดการสัมผัสกับแชสซีทำให้ความเค้นนั้นกระจายเข้าสู่ โครงสร้างของแชสซีและถูกถ่ายเทไปถึงส่วนของโครงสร้างห้องโดยสารและโครงสร้างส่วน ด้านข้างของรถโดยสารด้วยเช่นกันโดยความเค้นสูงสุดเกิดขึ้น ณ ตำแหน่งโครงสร้างแชสซีส่วน หน้าที่เกิดการสัมผัสกับโครงสร้างของกันชนมีค่าเท่ากับ 822.2 MPa แสดงในรูปที่ 4.19



รูปที่ 4.19 แผนภาพควา<mark>ม</mark>เค้นขอ<mark>ง</mark>โครงสร้างรถโดยสารแบบเคิม

4.5.3 ความเครียดที่เกิดขึ้<mark>นกับโครงสร้างรถโ</mark>ดยสาร

ความเครียดที่เกิดขึ้นกับโครงสร้างรถโดยสารนั้นมีความสอดคล้องกับความเก้น ของโครงสร้างรถโดยสาร เห็นได้ว่ามีความเครียดเกิดขึ้นกับโครงสร้างกันชนด้านหน้าซึ่งได้รับการ กระแทกจากมวลลูกตุ้มและถูกถ่ายเทไปยังแชสซีและห้องโดยสารบางส่วน ดังแสดงในรูปที่ 4.20



รูปที่ 4.20 แผนภาพความเครียดของโครงสร้างรถโดยสารแบบเดิม

4.5.4 ความเครียด ณ ตำแหน่งที่นั่งผู้ขับขึ่

ในส่วนของการวิเคราะห์ความเครียด ณ ตำแหน่งของที่นั่งผู้ขับขี่เพื่อดูความ เสียหายที่เกิดขึ้นกับที่นั่งผู้ขับขี่ซึ่งใช้วัสดุ Steel STKR 400 ว่าเกิดการเสียหายหรือไม่นั้น โดยการ ตรวจสอบค่าความเครียดที่เกิดกับวัสดุเทียบกับความเครียด ณ จุดแตกหักของวัสดุ พบว่า ความเครียดที่เกิดขึ้นกับที่นั่งผู้ขับขี่เกิดขึ้นสูงสุด ณ ตำแหน่งที่โครงสร้างของรถโดยสารเชื่อมต่อกับ ที่นั่งผู้ขับขี่ มีค่าเท่ากับ 0.0031 mm/mm ไม่เกินค่าความเครียด ณ จุดแตกหักของวัสดุ ดังแสดงในรูป ที่ 4.21



รูปที่ 4.21 <mark>แผนภาพความเกรียดที่เกิด</mark>ขึ้นของที่นั่งผู้ขับขึ่

^วยาลัยเทคโนโลยีส^{ุร}

4.5.5 พลังงาน

โครงสร้างรถโดยสารได้รับพลังงานจลน์จากการชนกระแทก 55 kJ ตามข้อกำหนด ECE R2-29 พบว่าพลังงานจลน์ลดลงอย่างช้าๆในช่วงแรกจนถึงระยะเวลาที่ 32 ms และลดลงอย่าง รวดเร็วจนสิ้นสุดกระบวนการที่เวลา 44 ms เนื่องจากในช่วงแรกเกิดการเสียรูปของโครงสร้างกัน ชนด้านหน้าซึ่งมีขนาดเล็ก ทำให้มีการเปลี่ยนแปลงพลังงานจลน์ไม่มาก จนกระทั่งเกิดการยุบตัวจน สัมผัสกับแชสซีทำให้พลังงานจลน์สลายจนหมด ในขณะที่โครงสร้างได้รับพลังงานจลน์จากการ ชนกระแทก ทำให้เกิดพลังงานภายในขึ้นเนื่องจากการเสียรูปของโครงสร้าง พบว่า พลังงานภายใน เพิ่มขึ้นอย่างช้าๆในช่วงแรกจนถึงระยะเวลาที่ 32 ms และเพิ่มขึ้นอย่างรวดเร็วจนลิ้นสุด กระบวนการที่เวลา 44 ms ดังแสดงในรูปที่ 4.22 ซึ่งพลังงานทั้งสอง ณ เวลาเดียวกันนั้นรวมกันจะ เท่ากันตลอดทั้งกระบวนการ ซึ่งเป็นไปตามกฎการอนุรักษ์พลังงาน



รูปที่ 4.22 ความสัมพั<mark>น</mark>ธ์ระหว่างพลังงานกับเวลาของโ<mark>ค</mark>รงสร้างรถโดยสารแบบเดิม

4.6 ผลการวิเคราะห์แบบจำลองโครงสร้างรถโดยสารที่ติดตั้งชิ้นส่วนดูดซับแรง กระแทก

จากการวิเคราะห์แบบจำลองตามข้อกำหนด ECE R-29 ของโครงสร้างรถโดยสารแบบเดิม ที่มีความเก้นถูกถ่ายไปห้องโดยสาร ซึ่งอาจทำให้เกิดความเสียหายต่อโครงสร้างและการบาดเจ็บ ของผู้โดยสารได้ จึงได้มีการออกแบบชิ้นส่วนดูดซับแรงกระแทกเพื่อเสริมความแข็งแรงและลด ความเสียหายที่อาจเกิดต่อโครงสร้างรถโดยสาร โดยการเลือกแบบจำลองท่ออะลูมิเนียมที่ไม่มีการ รีดลอนเสริมด้วยโพลียูริเทนโฟมที่ความหนาแน่น 200 kg/m³ ที่มีความสามารถในการดูดซับ พลังงานและประสิทธิภาพการชนกระแทกสูงสุด ทำการวิเคราะห์ด้วยการติดตั้งชิ้นส่วนดูดซับ พลังงานตั้งแต่จำนวน 2 ชิ้น จนกระทั่งเต็มพื้นที่สำหรับการติดตั้งซึ่งเท่ากับจำนวนชิ้นส่วนดูดซับ พลังงาน 5 ชิ้น โดยผลที่ได้นั้นเห็นได้ว่าการเพิ่มจำนวนของชิ้นส่วนดูดซับพลังงานนั้นสามารถดูด ซับพลังงานและลดเวลาในการสลายพลังงานของโครงสร้างได้เร็วขึ้น ดังแสดงในรูปที่ 4.23 จึงทำ การเลือกชิ้นส่วนดูดซับพลังงานที่จำนวน 5 ชิ้น ในการติดตั้งสำหรับโครงสร้างรถโดยสารเพื่อทำ การวิเคราะห์



รูปที่ 4.23 ความสัมพันธ์ระหว่างพลั<mark>งง</mark>านกับเว<mark>ล</mark>าของชิ้นส่วนดูคซับพลังงานที่จำนวนต่าง ๆ

4.6.1 การเสียรูปของโครงสร้างรถโดยสาร

โครงสร้างรถโดยสารหลังจากการติดตั้งชิ้นส่วนดูดซับแรงกระแทกนั้น พบว่า การ เสียรูปของโครงสร้างกันชนส่วนหน้านั้นลดน้อยลงเนื่องจากชิ้นส่วนดูดซับแรงกระแทกทำหน้าที่ ดูดซับและกระจายพลังงานจากการชนกระแทกไปยังชิ้นส่วนอื่น ๆ ได้อย่างมีประสิทธิภาพ โดยมี ระยะการยุบเท่ากับ 172.62 mm ซึ่งลดลงจากโครงสร้างแบบเดิม 206.21 mm แสดงในรูปที่ 4.24



รูปที่ 4.24 แผนภาพการเสียรูปของโครงสร้างรถโดยสารที่ติดตั้งชิ้นส่วนดูดซับแรงกระแทก

4.6.2 ความเค้นที่เกิดขึ้นกับโครงสร้างรถโดยสาร

เมื่อโครงสร้างรถโดยสารได้รับพลังงานจลน์จากการชนกระแทก พบว่า ความเค้น ถูกถ่ายเทผ่านชิ้นส่วนดูคซับแรงกระแทกไปยังแชสซีด้านหน้าแล้วกระจายไปสู่โครงสร้างเสาข้างคู่ หน้าของโครงสร้างทำให้ความเก้นที่ถูกถ่ายเทไปยังห้องโดยสารนั้นเหลือน้อยมาก โดยความเก้น ลดลง 13.07% เมื่อเทียบกับโครงสร้างแบบเดิม แสดงในรูปที่ 4.25



รูปที่ 4.25 แผนภาพก<mark>าร</mark>ความเ<mark>ค้นของ โครงสร้างรถ โดย</mark>สารที่ติ<mark>ด</mark>ตั้งชิ้นส่วนดูดซับแรงกระแทก

4.6.3 ควา<mark>มเครียดที่</mark>เกิดขึ้นกับโครงสร้างรถโดยสาร

เมื่อโครงสร้างรถโดยสารมีการติดตั้งชิ้นส่วนดูดซับพลังงานนอกจากจะทำให้การ ยุบตัวของโครงสร้างนั้นลดลงแล้วยังสามารถกระจายความเครียดที่เกิดจากการชนกระแทกได้ดีขึ้น ทำให้ความเกรียดที่เกิดขึ้นนั้นลดลงจากโครงสร้างรถโดยสารแบบเดิม 73.61% ดังแสดงในรูปที่ 4.26



รูปที่ 4.26 แผนภาพกวามเกรียดของโ<mark>กร</mark>งสร้าง<mark>ร</mark>ถโดยสารที่ติดตั้งชิ้นส่วนดูดซับแรงกระแทก

4.6.4 ความเครียด ณ ตำแ<mark>หน่ง</mark>ที่นั่งผู้ขับ<mark>ข</mark>ึ่

ความเครียด ณ ตำแหน่งที่นั่งผู้ขับขี่ในโครงสร้างแบบเดิมนั้นมีค่าความเครียดที่ต่ำ กว่าค่าความเครียดของวัสดุที่ทำให้วัสดุเกิดการเสียหาย นั่นหมายถึงโครงสร้างนั้นได้รับความ ปลอดภัยอยู่แล้ว โดยในโครงสร้างที่นั่งผู้ขับขี่ในแบบจำลองโครงสร้างที่มีการเสริมชิ้นส่วนดูดซับ แรงกระแทกนั้นมีก่าความเครียดลดลงจากเดิม 0.0016 mm/mm กิดเป็น 51.61% ของโครงสร้าง แบบเดิม ดังแสดงในรูปที่ 4.27



รูปที่ 4.27 แผนภาพความเกรียดที่เกิดขึ้นของที่นั่งผู้ขับขี่หลังติดตั้งชิ้นส่วนดูดซับแรงกระแทก
4.6.5 พลังงาน

โครงสร้างรถโดยสารหลังติดตั้งชิ้นส่วนดูดซับแรงกระแทก พบว่าพลังงานจลน์ จากการชนกระแทกนั้นถูกสลายได้เร็วกว่าโครงสร้างรถโดยสารแบบเดิม โดยมีการลดลงอย่างเห็น ได้ชัดตั้งแต่ช่วงเวลา 4 ms และสิ้นสุดกระบวนการในเวลา 18 ms ใช้เวลารวมในการสลายพลังงาน จลน์ลดลงจากโครงสร้างแบบเดิม 59% และเมื่อโครงสร้างเกิดการเสียรูปของโครงสร้างทำให้เกิด พลังงานภายในขึ้น ซึ่งมีการเพิ่มขึ้นของพลังงานอย่างเห็นได้ชัดตั้งแต่ช่วงเวลา 4 ms จนสิ้นสุด กระบวนการที่เวลา 18 ms เป็นตามกฏการอนุรักษ์พลังงาน โดยที่ค่า Hourglass energy ในการ วิเคราะห์นั้นไม่เกิน 10% ของพลังงานรวม ดังแสดงในรูปที่ 4.28



รูปที่ 4.28 ความสัมพันธ์ระหว่างพลังงานกับเวลาของโครงสร้างรถโดยสารที่ติดตั้งชิ้นส่วน ดูดซับแรงกระแทก

บทที่ 5 สรุปและข้อเสนอแนะ

5.1 สรุปผลการวิจัย

งานวิจัยเรื่อง การออกแบบชิ้นส่วนดูดซับแรงกระแทกด้านหน้ารถด้วยวัสดุท่ออะลูมิเนียม เสริมโพลียูริเทนโฟมสำหรับรถโดยสารสา<mark>ธาร</mark>ณะ ภายใต้เงื่อนไขการทดสอบตามข้อกำหนดที่ 29 ของคณะกรรมมาธิการเศรษฐกิจยุโรปแห่ง<mark>สหป</mark>ระชาชาติ โดยสรุปตามวัตถุประสงค์ดังต่อไปนี้

5.1.1 ผลการเปรียบเทียบอิทธิพลของจำนวนลอนของท่ออะลูมิเนียมและความหนาแน่น ของโพลียูริเทนโฟมต่อคุณลักษณะเชิงกลในการดูดซับแรงกระแทก พบว่าการเพิ่มความหนาแน่น ของโพลียูริเทนโฟมส่งผลให้ความสามารถในการดูดซับพลังงานและประสิทธิภาพการชนกระแทก เพิ่มขึ้น ในขณะที่การเพิ่มจำนวนลอนบนท่ออะลูมิเนียมนั้นส่งผลให้ค่าแรงสูงสุดในช่วงแรก (Peak load) ลดลงเนื่องจากโครงสร้างที่มีลอนนั้นเกิดการเสียรูปที่ง่ายกว่าทำให้ความสามารถในการดูด ซับแรงกระแทกและประสิทธิภาพการชนกระแทกมีแนวโน้มลดลง โดยที่ก่าความสามารถในการ ดูดซับแรงกระแทกกสูงสุดเท่ากับ 12.31 kJ และประสิทธิภาพการชนกระแทกสูงสุด 78.04 % ซึ่งทั้ง สองพารามิเตอร์เกิดขึ้นในแบบจำลองท่ออะลูมิเนียมที่ไม่มีการรีดลอนที่ความหนาแน่นของโพลียูริ เทนโฟม 200 kg/m³

5.1.2 การเปรียบเทียบยืนยันผลความถูกต้องของการวิเคราะห์ด้วยโปรแกรม ANSYS Workbench LS-DYNA กับการทดสอบในห้องปฏิบัติการ พบว่า แบบจำลองมีรูปแบบความเสียหาย ในโหมดวงแหวนซ้อนทับกัน (Concertina Mode) เช่นเดียวกันกับการทดสอบในห้องปฏิบัติการ โดยการวิเคราะห์ด้วยโปรแกรมมีความคลาดเคลื่อนสูงสุดอยู่ในช่วงไม่เกิน 17 %

5.1.3 ผลการวิเคราะห์เปรียบเทียบแบบจำลองโครงสร้างรถโดยสารมินิบัสแบบเดิมกับ โครงสร้างรถมินิบัสที่ติดตั้งชิ้นส่วนดูดซับแรงกระแทก ตามข้อกำหนด ECE R-29 พบว่า ระยะการ ยุบตัวของโครงสร้างหลังติดตั้งชิ้นส่วนดูดซับแรงกระแทกลดลงจากโครงสร้างแบบเดิม 45.56% นอกจากนี้ชิ้นส่วนดูดซับแรงกระแทกนี้ยังสามารถช่วยกระจายความเก้นไปยังโครงสร้างต่างๆได้ดี ทำให้ความเก้นสูงสุดลดลงจากโครงสร้างแบบเดิม 13.07% และความเครียดที่เกิดขึ้นในโครงสร้าง รถโดยสารที่ติดตั้งชิ้นส่วนดูดซับแรงกระแทกนั้นลดลงจากโครงสร้างแบบเดิม 73.63% โดยที่ กวามเกรียดที่เกิดขึ้น ณ ตำแหน่งที่นั่งผู้ขับขี่ของโครงสร้างรถโดยสารที่ติดตั้งชิ้นส่วนดูดซับแรง กระแทกนั้นลดลงจากโครงสร้างแบบเดิม 51.61% ซึ่งก่ากวามเกรียดที่เกิดขึ้นกับตำแหน่งที่นั่งผู้ ขับขี่ของโครงสร้างทั้งสองนั้นไม่เกินก่าความเครียดที่ทำให้วัสดุเกิดการฉีกขาด ในขณะที่การสลาย พลังงานจลน์ของโครงสร้างรถโดยสารที่ติดตั้งชิ้นส่วนดูดซับแรงกระแทกนั้นสามารถสลาย พลังงานจลน์ได้เร็วกว่าโครงสร้างรถโดยสารแบบเดิม 59%

5.2 ข้อเสนอแนะ

5.2.1 อัตราส่วนการผสมระหว่างสาร 2 ชนิด ของโพลียูริเทนโฟมที่ความหนาแน่น เดียวกันนั้นมีผลต่อความสามารถในการดูดซับแรงกระแทก ซึ่งสามารถนำมาเป็นแนวทางใน การศึกษาแทนการเพิ่มความหนาแน่นของโพลียูริเทนโฟม

5.2.2 ควรมีการทดสอบความส<mark>ามา</mark>รถในการดูดซับพลังงานของชิ้นส่วนดูดซับแรง กระแทกในรูปแบบภาระการชนกระแทกแบ<mark>บพ</mark>ลวัต

5.2.3 ควรมีการศึกษาแบบจำล<mark>องในการ</mark>สัมผัสของวัสดุที่เป็นคอมโพสิต

5.2.4 การทดสอบการชนกระแทกด้านหน้าของรถโดยสาร ควรมีการทดสอบจริงเพื่อ ยืนยันผลการทดสอบกับการวิเคราะห์ด้วยโปรแกรมเพื่อใช้เป็นแนวทางอ้างอิงในการวิเคราะห์กับ รถโดยสารในรุ่นต่อๆไป



รายการอ้างอิง

- นิรุต อ่อนสลุง (2560). พฤติกรรมการเสียหายของท่อไฟเบอร์กลาสเติมโฟมภายใต้แรงกระแทกใน แนวแกน. การประชุมวิชาการเครือข่ายวิศวกรรมเครื่องกลแห่งประเทศไทย ครั้งที่ 31 จังหวัดนครนายก. 4-7 กรกฎาคม 2560.
- ฐิติมา ตะสุวรรณ (2554). การพัฒนาพอลิอ<mark>อลเ</mark>รซินสำหรับการผลิตพอลิยูรีเทนโฟมแบบยืดหยุ่น. วิทยานิพนธ์ปริญญาวิศวกรรมศาสต<mark>ร์ม</mark>หาบัณฑิต มหาวิทยาลัยศิลปากร.: หน้า 10-12.
- ศุภชัย หลักกำ และ วรวิทย์ วรนาวินท์ (2557).การเปรียบเทียบความสามารถในการดูดซับพลังงาน ของวัสดุทางเลือกสำหรับโครงสร้างดูดซับแรงกระแทกรถยนต์.
- สุภกิจ รูปขันธ์ และ ศราวุธ บัวงาม การศึกษาพฤติกรรมการชนกระแทกด้านหน้าโครงสร้างรถ โดยสารขนาดใหญ่ภายใต้มาตรฐานยุโรปข้อกำหนดที่ 29. วิทยานิพนธ์ปริญญา วิศวกรรมศาสตร์บัณฑิ<mark>ต มห</mark>าวิทยาลัยเทคโนโล<mark>ยี</mark>สุรนารี.: หน้า 33-50
- สำนักงานตำรวจแห่งชาติ (2557). จำนวนรถโดยสารขนาดใหญ่ที่เกิดอุบัติเหตุจำแนกตาม ปีงบประมาณ กองแผนงาน กรมการขนส่งทางบก. (หน้า2)
- Miyazaki, M., and Negishi, H. (2003). Deformation and Energy Absorption of Aluminum Square Tubes with Dynamic Axial Compressive Load. Materials Transactions, June 2003; vol.44(8): pp.1566-1570.
- Giovanni Belingardi. (2013). Geometrical optimization of bumper beam profile made of pultruded composite by numerical simulation, March 7, 2013; pp.217-225
- Marzbanrad J., Mehdikhanlo, M., and Saeedi Pour, A. An energy absorption comparison of square, circular, and elliptic steel and aluminum tubes under impact loading. Turkish Journal of Engineering and Environmental Sciences, 2009; vol.33; pp.159-166.
- Lee, Y. S., Ali. A., Sanuddin, A. B. and Afshar, R. (2010) Simulation and experimental work on a thin-walled structure under crushing. Journal of Failure and Analysis and Prevention, January 2010; vol.10(2): pp.143-151.
- Nirut Onsalung, Chawalit Thinvongpituk and Kulachate Painthong. (2010). The Influence of Foam Density on Specific Energy Absorption of Rectangular Steel Tubes. Energy Research Journal. vol.1(2): pp.135-140

- B. J. Ramirez, V. Gupta. (2019). Energy Absorption and Low Velocity Impact Response of Open-Cell Polyurea Foams. Journal of Dynamic Behavior of Materials, June 2019; vol.5(2): pp.132-142
- Lorenzo, P., Massimiliano, A., and Giovani, B. (2009). Comparison of the energy absorption capability of crash boxes assembled by spot-weld and continuous joining techniques. International Journal of impact Engineering. vol.36(3): pp.498-511.
- Cerit, M.E., Guler, M.A., Bayram, B., and Yolum, U. (2010) Improvement of the Energy Absorption Capacity of an Intercity Coach for Frontal Crash Accident. The 11th International LS-DYNA User Conference, Dearborn: U.S.A., June 6, 2010; pp.13-23.
- Marzbanrad J., Alijanpour M., Saeid Kiasat M. (2009). Design and analysis of an automotive bumper beam in low-speed frontal crashes. Journals of Thin-walled Structures, July 27, 2008; pp.902-911.
- Heung-Soo, K. (2002). New extruded multi-cell aluminum profile for maximum crash energy absorption and weight efficiency. Thin-walled Structures. vol.40(4): pp.311-327.
- Tai, Y.S., Huang, M.Y., and Hu, H.T. (2010) Axial compression and energy absorption characteristics of high-strength thin-walled cylinder under impact load. Theoretical and Applied Fracture Mechanics. February 2010; vol.53(1): pp.1-8.
- Babushankar Sambamoorthy. CHARACTERIZATION AND COMPONENT LEVEL CORRELATION OF ENERGY ABSORBING (EA) POLYURETHANE FOAM (PU) USING LS-DYNA MATERIAL MODEL
- Ghasemnejad, H., Hadavinia, H., Marchant, D., and Aboutorabi, A. (2008). Energy absorption of thin-walled corrugated crash box in axial crushing. Structural Durability & Health Monitoring.; Vol.4(1): pp.29-46
- Satosa, S. and Wierzbicki, T. (1998). Crash behavior of box columns filled with aluminum honeycomb or foam. Computer & Structures.; vol.68(4): pp.343-367.
- Hakim, S. (2002). Energy absorption characteristics and crashing parameter of filament glass fiber/epoxy composite tube. European Journal of scientific research.; vol.39(1): pp.111-121.



บทความทางวิช<mark>าการที่ได้รับการ</mark>ตีพิมพ์<mark>เผย</mark>แพร่ในระหว่างศึกษา



รายชื่อบทความวิชาการที่ได้รับการตีพิมพ์เผยแพร่ในระหว่างศึกษา

Samohbasa, S., Rooppakhun, S. (2019). The Impact of Foam Density and Number of Corrugation to Crashworthiness in Aluminum Tube filled Polyurethane Foam under Axial Compressive Loading. The 33rd Conference of Mechanical Engineering Network of Thailand 2019 (MENETT 2019), Mahasarakham University:Thailand; July 2-5, 2019.







ผลกระทบของค่าความหนาแน่นวัสดุและจำนวนลอนต่อคุณลักษณะการดูดซับพลังงานในท่ออะลูมิเนียมเสริม ด้วยวัสดุโพลียูรีเทนโฟมภายใต้แรงกดในแนวแกน

The Impact of Foam Density and Number of Corrugation to Crashworthiness in Aluminum

Tube filled Polyurethane Foam under Axial Compressive Loading

<u>ศรานนท์ ส<mark>าเมา</mark>ะบาซา¹, สุ</u>ภกิจ รูปขันธ์^{2*}

¹ สาขาวิชาวิศวกรรมการผลิต สำนักวิชาวิศวกรรมศาสตร์ มหาวิทยาลัยเทคโนโลยีสุรนารี 111, ถนนมหาวิทยาลัย ตำบลสุรนารี อำเภอเมือง จังหวัดนครราชสีมา 30000 ² สาขาวิชาวิศวกรรมเครื่องกล สำนักวิชาวิศวกรรมศาสตร์ มหาวิทยาลัยเทคโนโลยีสุรนารี 111, ถนนมหาวิทยาลัย ตำบลสุรนารี อำเภอเมือง จังหวัดนครราชสีมา 30000 *ติดต่อ Email: Supakit@sut.ac.th

บทคัดย่อ

งานวิจัยนี้มีวัตถุประสงค์เพื่อศึกษาคุณลักษณะการดูดซับพลังงานของท่ออะลูมิเนียมเสริมด้วยวัสดุโพลียูรีเทนโฟม โดยที่ มุ่งเน้นศึกษาถึงผลกระทบของค่าความทนาแน่นวัสดุ และจำนวนลอนของท่ออะลูมิเนียมซึ่งอยู่ภายใต้ภาระแรงกดในแนวแกน ใน การศึกษาได้ทำการสร้างและวิเคราะห์แบบจำลองบนโปรแกรมคอมพิวเตอร์ที่เรียกว่า ANSYS Workbench LS-DYNA โดยทำการ กำหนดแบบจำลองท่ออะลูมิเนียมมีค่าอัตราส่วนของความสูงต่อเส้นผ่านศูนย์กลางเท่ากับ 1.5 และมีความหนาเท่ากับ 3 มิลลิเมตร โดยที่ค่าสมบัติทางกลของวัสดุที่ใช้ในงานวิจัยนี้ได้จากการทดสอบในห้องปฏิบัติการด้วยเครื่องทดสอบมาตรฐานทางกล ซึ่งพิจารณา ค่าความหนาแน่นของวัสดุโพลียูรีเทนโฟมแตกต่างกันจำนวน 4 ค่า และพิจารณารูปแบบจำนวนของลอนบนท่ออลูมิเนียม จำนวน 4 รูปแบบ โดยกำหนดรูปแบบของภาระที่กระทำเป็นแบบระยะการเคลื่อนที่ของแผ่นกดเท่ากับ 50% ของความสูงขึ้นงาน ผล การศึกษาพบว่าความหนาแน่นของโพลียูริเทนโฟมส่งผลต่อความสามารถในการดูดขับพลังงาน ในขณะที่จำนวนลอนที่เพิ่มขึ้นนั้น ส่งผลให้ประสิทธิภาพการรับแรงกระแทกลดลง ค่าพลังงานดูดซับสูงสุดเกิดขึ้นในกรณีท่ออะลูมิเนียมเสริมวัสดุโพลียูรีเทนโฟมที่ค่า ความหนาแน่นเท่ากับ 200 กิโลกรัมต่อลูกบาทก์เมตร และมีค่าเท่ากับ 18.2 กิโลจูล

คำหลัก: ความหนาแน่นโพลียูรีเทน, จำนวนลอน, การดูดขับพลังงาน, ประสิทธิภาพการรับแรงกระแทก

Abstract

The aim of research is to study the characteristic of energy absorption for aluminum tube filled polyurethane foam. The impact of foam density and corrugated number of aluminum tube under the axial load were considered. In the study, finite element (FE) model was created and analyzed by using computer program called ANSYS Workbench LS-DYNA. The aluminum tube model with a ratio of height to diameter of 1.5 and a thickness of 3 millimeter was established. The material properties was obtained from the mechanical laboratory testing data with Standard Universal Testing Machine (UTM). Consider the density of polyurethane foam in 4 difference density which including the four patterns of the corrugated aluminum tube were performed. The compressive displacement-controlled loading was carried on 50 percentage of tube height. The FE results showed the density of polyurethane foam affect the ability to energy absorb. While increasing the number of corrugations results in reduced crashing forced efficiency that the maximum energy absorption occurs in the





case of aluminum tubes filled polyurethane foam density of 200 kilogram per cubic meter equal to 18.2 kilojoule.

Keywords: Polyurethane foam density, Number of corrugations, Energy absorption, Crashing forced efficiency.

1. บทน้ำ

ในปัจจุบันการเกิดอุบัติเหตุบนท้องถนนนั้นเ<mark>กิดขึ</mark>้น ปอยครั้งซึ่งก่อให้เกิดความเสียหายทั้งต่อ<mark>ชีวิตและ</mark> ทรัพย์สินโดยเฉพาะรถโดยสารสาธารณะ จ<mark>า</mark>กรายงาน ของสำนักงานนโยบายและแผนการขนส่งแล<mark>ะจ</mark>ราจรระบุ ้ว่าอัตราการเกิดอุบัติเหตุของรถโดยสารสา<mark>ธ</mark>ารณะเป็น ลำดับที่ 3 รองจาก รถจักรยานยนต์<mark>และร</mark>ถยนต์ส่วน บุคคล โดยรถโดยสารสาธารณะที่เกิ<mark>ดอุบัติ</mark>เหตุปอยที่สุด คือ รถเท็กซี่ รถตู้และรถโดย<mark>สา</mark>รข<mark>น</mark>าดใหญ่ตามลำดับ เนื่องมาจากสาเหตุหลักๆคื<mark>อความ</mark>ประมาทและระบบ ความปลอดภัยของห้อง<mark>โด</mark>ยสารไม่ได้รับมาตรฐาน โดยเฉพาะการเกิดอุบัติเ<mark>หตุ</mark>จากการชนกระแทกด้านหน้า ซึ่งจะทำให้เกิดพลังง<mark>าน</mark>จากการ<mark>ชนกระแทกจ</mark>นโ<mark>ครงสร้าง</mark> ของรถโดยสารเ<mark>กิดการ</mark>ยุบตัว<mark>และเกิดการถ่ายเทพลังงา</mark>น ตามโครงสร้าง<mark>ไปยังห้</mark>องโดย<mark>สารส่งผลให้เกิดอันตรายต่อ</mark> ผู้โดยสาร ซึ่งค<mark>วามเสียหา</mark>ยจะมากหรือน้อยนั้นขึ้นอยู่กับ พลังงานที่ถูกถ่า<mark>ยเทมาตามโค</mark>รงสร้างของรถโดยสาร ทั้งนี้กระบวนการออ<mark>กแบบผลิตโครงสร้างรถโดยส</mark>ารใน ประเทศไทยนั้น พบว่ายังจ<mark>าดแคลนเทคโนโลยิการ</mark> ออกแบบและวิเคราะห์เชิงวิศวกรรม ส่งผลให้ต้นทุนการ ผลิตสูง โครงสร้างรถโดยสารมีน้ำหนักไม่เหมาะสม ขาด ความน่าเชื่อถือ ตลอดจนไม่ได้มาตรฐานความปลอดภัย ซึ่งหน่วยงานของภาครัฐโดยกรมการขนส่งทางบก ได้เข้า มามีบทบาทในการวางแนวทางเพื่อกำหนดมาตรฐานการ ผลิตและการทดสอบรถโดยสาร เรียกว่า มาตรฐานความ ปลอดภัยของรถโดยสารสาธารณะ โดยถูกบังคับใช้ในปี 2558 (สุริยัน ปัญญาไว, 2557) ความสำคัญส่วนหนึ่งของ เนื้อหาเน้นที่เรื่องความแข็งแรงโครงสร้างในกรณีที่รถ โดยสารประสบอุบัติเหตุภายใต้เงื่อนไขการชนกระแทก

ด้านหน้า อ้างอิงการทดสอบจากข้อกำหนดที่ 29 ของ คณะกรรมมาธิการเศรษฐกิจยุโรปแห่งสหประชาชาติ (United Nations Economic Commission for Europe Regulation-29, ECE R-29) อย่างไรก็ตามการ ทดสอบขนกระแทกโครงสร้างรถโดยสารจริงมีค่าใช้จ่ายที่ สูงมาก ดังนั้นการออกแบบและวิเคราะห์ทางวิศวกรรม ก่อนการทดสอบภาคสนามจึงมีความสำคัญมาก เพื่อช่วย ลดต้นทุนและเพิ่มประสิทธิภาพการผลิต ส่งผลให้รถ โดยสารมีความปลอดภัยเป็นไปตามมาตรฐานสากล

ใ<mark>นงานวิ</mark>จัยนี้ผู้ออกแบบได้ออกแบบส่วนเสริมเพื่อลด พลังงานจากการชนกระแทกด้านหน้าจึงมีงานวิจัยเพื่อ ศึกษาผลกระท<mark>บข</mark>องความหนาแน่นของโพลียริเทนโฟม <mark>และจำน</mark>วนลอนข<mark>องท่</mark>ออะลูมิเนียมต่อคุณลักษณะการดูด ชับพลังงานโดยวิธีการไฟไนต์เอลิเมนต์ ซึ่งได้เลือกรูปทรง <mark>หน้าตัดขอ</mark>งท่ออ<mark>ะลูมิเนี</mark>ยมเป็นทรงกลม เนื่องจากมี งานวิจัยของ S.A. Yousefsani ได้ทำการเปรียบเทียบ <mark>ความสามารถในการดูด</mark>ซับพลังงานของท่อหน้าตัดรูปทรง <mark>ต่างๆ ซึ่งหน้าตัดรูป</mark>ทรงวงกลมนั้น มีความสามารถในการ <mark>ดูด</mark>ซับพลังงานที่ใกล้เคียงกับหน้าตัดรูปเจ็ดและแปด เหลี่ยม แต่กระบวนการผลิตนั้นง่ายกว่าและสามารถหา ซื้อได้ง่ายในท้องตลาด ส่วนวัสดุที่ใช้เสริมแรงนั้นได้เลือก เป็นวัสดุโพลียูริเทนโฟมเนื่องจากมีความสามารถสูงใน การดูดซับพลังงานและมีน้ำหนักเบา โดยมีงานวิจัยของ Nirut Onsalung ได้ทำการเปรียบเทียบความสามารถใน การดูดซับพลังงานของโพลียูริเทนโฟมที่ความหนาแน่นที่ แตกต่างกัน ซึ่งผลการทดสอบคือ ที่ความหนาแน่นของโพ ลียุริเทนโฟมที่ความหนาแน่น 200 และ 300 กิโลกรัมต่อ ลูกบาศก์เมตร มีค่าการดูดซับพลังงานที่ใกล้เคียงกัน จึง





เลือกความหนาแน่นของโพลียูริเทนโฟมที่ 200 กิโลกรัม ต่อลูกบาศก์เมตรเป็นค่าสูงสุดในการเปรียบเทียบ

2. การเตรียมวัสดุและวิธีการ

ในงานวิจัยนี้ได้แบ่งการออกเป็น 2 ส่วน คือ 1) ส่วน การทดสอบสมบัติเชิงกลของวัสดุในห้องปฏิบัติการ และ 2) ส่วนของการวิเคราะหโดยใช้โปรแกรมคอมพิวเตอร์ใน การวิเคราะห์แบบจำลองเพื่อเปรียบเทียบผลกระทบของ ความหนาแน่นของโพลียูริเทนโฟมและจำนวนลอนของ ท่ออะลูมิเนียมต่อความสามารถในการดูดซับพลังงาน

2.1 วัสดุและชิ้นทดสอบ

2.1.1 โพลียูริเทนโฟม เป็นโฟมชนิดแข็งและมี น้ำหนักเบา โดยโฟมชนิดนี้เกิดจากการผสมกันระหว่าง ของเหลว 2 ชนิด คือ โพลีออล (Polyol) หรือโฟมขาว และไดโซไซยาเนต (Diisocyanate) หรือโฟมดำนำมา ผสมกันในอัตราส่วน 1:1 ซึ่งมีอัตราการขยายตัว 20 เท่า นำมาผสมให้เข้ากันแล้วเทใส่แม่พิมพ์ ซึ่งมีขนาดเท่ากับ 100 x 100 x 50 มีลลิเมตร ดังแสดงตามรูปที่ 1 ตาม ขนาดมาตรฐานที่ใช้ในการทดสอบ โดยทำการควบคุม ความหนาแน่นของโพลียูริเทนโฟมได้แก่ 50, 100 และ 200 กิโลกรัมต่อลูกบาศก์เมตร



รูปที่ 1 ชิ้นทดสอบสมบัติเชิงกลของวัสดุโพลียูริเทนโฟม

2.1.2 ท่ออะลูมิเนียม ทำการกำหนดสมบัติเชิงกลบน โปรแกรม ANSYS Workbench LS-DYNA และออกแบบ ขนาดของท่ออะลูมิเนียมตามพื้นที่และตำแหน่งการใช้งาน ของรถโดยสารที่อัตราส่วนความสูงต่อเส้นผ่านศูนย์กลาง เท่ากับ 1.5 และมีความหนาของท่ออะลูมิเนียมเท่ากับ 3 มิลลิเมตร ทำการออกแบบให้มีรูปแบบจำนวนลอนที่แตก แตกต่างกันทั้งสิ้น 4 แบบ ได้แก่ ไม่มี และมีจำนวน 3, 5 และ 7 ลอน ดังแสดงตามรูปที่ 2 โดยแต่ละลอนมีขนาด เส้นผ่านศูนย์กลางเท่ากับ 15 มิลลิเมตร และระยะห่าง ระหว่างลอนในแต่ละรูปแบบมีระยะห่างที่เท่ากันตลอดทั้ง ท่ออะลูมิเนียม



รูปที่ 2 <mark>แบบจำลองท่อ</mark>อะลูมิเนียมที่มีการขึ้นรูปด้วยจำ <mark>ลอนที่แตกต่างกั</mark>น (ก) ไม่มีลอน (ข) จำนวน 3 ลอน (ค) จำนวน 5 ลอน และ (ง) จำนวน 7 ลอน

2.2. วิธีการ

2.2.1 การทดสอบสมบัติเชิงกลของโพลียูริเทนโฟม จากขึ้นทดสอบที่เตรียมไว้ที่ความหนาแน่น 50, 100, 200 กิโลกรัมต่อลูกบาศก์เมตร ทำการทดสอบด้วยเครื่อง ทดสอบทางกลมาตรฐานตามการอ้างอิง ISO844 ซึ่งเป็น การทดสอบแบบกด (compression) โดยกดขึ้นทดสอบที่ ระยะ 85 เปอร์เซ็นต์ ของความสูงขึ้นทดสอบที่อัตรา ความเร็วในการกด 5 มิลลิเมตรต่อนาที เพื่อทำการบันทึก ข้อมูลแล้วนำไปแปลงเป็นความเค้นจริง (true stress)





(3)

และความเครียดจริง (true strain) และนำไปใช้ในการ กำหนดให้กับโปรแกรมในการวิเคราะห์ต่อไป

2.2.2 แบบจำลองการวิเคราะห์บนโปรแกรม คอมพิวเตอร์ ANSYS Workbench LS-DYNA ประกอบ ้ไปด้วยท่ออะลูมิเนียมที่มีวัสดุโพลียุริเทนโฟมเสิรม<mark>ด้านใ</mark>น และแบบจำลองแผ่นกดวัตถุแข็งเกร็ง ซึ่งในการก<mark>ำหน</mark>ด สมบัติเชิงกลของท่ออะลูมิเนียมและวัสดุโฟลียู<mark>ริเทนโฟม</mark> เสริมภายในท่อใช้รูปแบบแบบไอโซโทรปิกเชิ<mark>งหลายเส้</mark>น (Multilinear Isotropic Hardening) และในส่วนของ แบบจำลองการสัมผัสได้กำหนดให้มีค่าสัมป<mark>ระ</mark>สิทธิ์ความ เสียดทานเท่ากับ 0.3 โดยกำหนดให้มีข<mark>นาดข</mark>องเอสิเมนต์ แบบจำลองท่ออะลมิเนียมเสิรมโพลียุริ<mark>เทนโฟ</mark>ม เท่ากับ 2 มิลลิเมตร ทั้งนี้การกำหนดภาระกร<mark>ะทำใน</mark>แนวแกนเป็น รูปแบบการควบคุมระยะการ<mark>เคลื่อ</mark>นที่ของแบบจำลอง แผ่นกดวัตถุแข็งเกร็ง และจ<mark>ำกัดการ</mark>เคลื่อนที่ทุกแนวแกน ของแบบจำลองแผ่นรอง<mark>วัต</mark>ถุแข็งเกร็ง จากนั้นทำการ วิเคราะห์ผลลัพธ์คุณลัก<mark>ษ</mark>ณะความสัมพันธ์ระหว่างระยะ การยุบตัวของท่อ<mark>อะลู</mark>มิเนียม<mark>และภาร</mark>ะที่กระทำ เพื่อ พิจารณาค่าแร<mark>งสูงสุด</mark> แรง<mark>เฉลี่ย พลังงา</mark>นดูดซับ และ ประสิทธิภาพการรับแรงกระแทก โดยที่ค่าแรงเฉลี่ยนั้น พิจารณาจากความสัมพันธ์ตามสมการที่ (1)

 $P_m = E_a / \Delta S$

(1)

โดยที่ P_m คือ ค่าแรงเฉลี่ย E_a คือ ค่าพลังงานดูด ขับ และ ΔS ระยะการยุบตัวของแบบจำลอง ในขณะที่ ค่าพลังงานดูดขับนั้นพิจารณาตามความสัมพันธ์สมการที่ (2)

$$E_a = \int P ds \tag{2}$$

โดยที่ E_a คือค่าพลังงานดูดซับ P คือภาระที่ กระทำ และ s คือระยะการยุบตัว และในส่วนของ ประสิทธิภาพการรับแรงกระแทกนั้นหาได้จากสมการ (3) $\eta = P_m / P_{\rm max}$

โดยที่ η คือ ประสิทธิภาพการรับแรงกระแทก $P_{\!\scriptscriptstyle m}$ คือ แรงเฉลี่ย และ $P_{\!\scriptscriptstyle max}$ คือ แรงสูงสุด

3. ผลการทดลองและการวิเคราะห์

การศึกษาผลกระทบของค่าความหนาแน่นของวัสดุ โพลียูริเทนโฟมเสริมภายในท่อและรูปแบบจำนวนลอน ของท่ออะลูมิเนียมต่อคุณลักษณะการดูดขับพลังงานด้วย การจำลองบนโปรแกรมคอมพิวเตอร์จำนวนทั้งสิ้น 16 แบบจำลอง โดยที่ตัวอย่างผลการวิเคราะห์ลักษณะการ เสียรูปของแบบจำลองท่ออะลูมิเนียมที่ไม่มีจำนวนลอน และเสริมภายในด้วยวัสดุโพลียูริเทนโฟมที่ค่าความ หนาแน่นต่าง ๆ สามารถแสดงได้ตามรูปที่ 3



รูปที่ 3 ผลการวิเคราะห์ลักษณะการเสียรูปของ แบบจำลองโครงสร้างท่อที่ไม่มีจำนวนลอนที่ค่าความ หนาแน่นวัสดุโพลียูริเทนโฟมแตกต่างกัน (ก) 0 กิโลกรัม ต่อลูกบาศก์เมตร (ข) 50 กิโลกรัมต่อลูกบาศก์เมตร (ค)





100 กิโลกรัมต่อลูกบาศก์เมตร และ (ง) 200 กิโลกรัมต่อ ลูกบาศก์เมตร อะลูมิเนียมเทียบกับความหนาแน่นของโพลียูริเทนโฟม ตามรูปที่ 4, 5, 6, 7

จากรูปที่ 3 เมื่อโครงสร้างแบบจำลองเกิดการยุบตัว ทำให้เกิดแรงปฏิกิริยาโดยที่แรงแรงปฏิกิริยานี้สามารถ นำมาเขียนกราฟความสัมพันธ์ระหว่างภาระที่กระทำกับ ระยะการยุบตัวของแบบจำลอง (Load-Displacement) ดังรูปที่ 4 โดยพบว่าทุกรูปแบบหลังได้รับภาระที่กระทำ นั้นเกิดความเสียหายแบบวงแหวนซ้อนทับกัน (Concertina Mode) โดยค่าการดูดซับพลังงานของท่อ อะลูมิเนียมทั้ง 4 รูปแบบคือ ท่ออะลูมิเนียมที่ไม่มีลอน, ท่ออะลูมิเนียมที่มีจำนวนลอน 3 ลอน, ท่ออะลูมิเนียมที่ไม่มีลอน, จำนวนลอน 5 ลอน และท่ออะลูมิเนียมที่มีจำนวนลอน 7 ลอน จะมีค่าการดูดซับพลังงานสูงที่สุดที่ความหนาแน่น ของโพลียูริเทนโฟม 200 กิโลกรัมต่อลูกบาศก์เมตร ทั้ง 4 รูปแบบ



รูปที่ 4 ความสัมพันธ์ระหว่างภาระที่กระทำและระยะการ ยุบตัวของแบบจำลองของท่ออะลูมิเนียมที่ไม่มีลอน

จากรูปที่ 4 แสดงความสัมพันธ์ระหว่างภาระที่ กระทำกับระยะการยุบตัวของโครงสร้างแบบจำลอง ภายใต้แรงกดในแนวแกน โดยการวิเคราะห์ในงานวิจัยนี้ ได้ศึกษาผลกระทบของความหนาแน่นของโพลียูริเทนโฟม ที่ความหนาแน่น 0, 50, 100, 200 กิโลกรัมต่อลูกบาศก์ เมตร และจำนวนลอนของท่ออะลูมิเนียมที่จำนวน 0, 3, 5, 7 ลอน ซึ่งผลที่ได้จำแนกตามจำนวนลอนของท่อ



รูปที่ 5 ความสัมพันธ์ระหว่างภาระที่กระทำและระยะการ ยุบตัวของแบบจำลองที่จำนวนลอนของท่ออะลูมิเนียม 3 <mark>ลอน</mark>



รูปที่ 6 ความสัมพันธ์ระหว่างภาระที่กระทำและระยะการ ยุ<mark>บตัวของแบบจำล</mark>องที่จำนวนลอนของท่ออะลูมิเนียม 5

ลอน



รูปที่ 7 ความสัมพันธ์ระหว่างภาระที่กระทำและระยะการ





ยุบตัวของแบบจำลองที่จำนวนลอนของท่ออะลูมิเนียม 7 ลอน

จากรูปที่ 4, 5, 6, 7 จะเห็นได้ว่าที่แบบจำลองที่ไม่มี การเสริมโพลียูริเทนโฟมจะมีลักษณะความสัมพันธ์ ระหว่างภาระที่กระทำกับระยะการยุบตัวของโครงสร้าง แบบจำลองที่ต่ำที่สุด นั่นหมายความว่าการดูดซับพลังงาน ของแบบจำลองที่มีการเสริมโพลียูริเทนโฟมนั้นต่ำกว่า แบบจำลองที่มีการเสริมโพลียูริเทนโฟม และเมื่อนำ แบบจำลองท่ออะลูมิเนียมทั้งหมดที่ทุกความ หนาแน่นมาทำการคำนวณค่าการดูดซับพลังงานและ ประสิทธิภาพการรับแรงกระแทกเปรียบเทียบกันจะได้ ตามรูปที่ 8 และ 9 ดังนี้



รูปที่ 8 กราฟแสดงความสามารถในการดูดซับพลังงาน ของโครงสร้างแบบจำลองแต่ละรูปแบบ



รูปที่ 9 กราฟแสดงประสิทธิภาพการรับแรงกระแทกของ โครงสร้างแบบจำลองแต่ละรูปแบบ จากรูปที่ 8 ท่ออะลูมิเนียมที่ไม่มีลอนที่ความ หนาแน่นของโพลียูริเทนโฟม 200 กิโลกรัมต่อลูกบาศก์ เมตร มีค่าการดูดขับพลังงานสูงที่สุดเท่ากับ 18.22 กิโล จูล และแบบจำลองท่ออะลูมิเนียม 7 ลอน ที่ความ หนาแน่น 200 และ 100 กิโลกรัมต่อลูกบาศก์เมตร มีค่า การดูดขับพลังงานเท่ากับ 17.95 และ 17.86 กิโลจูล ตามลำดับ และในส่วนของรูปที่ 9 คือค่าประสิทธิภาพการ รับแรงกระแทกโดยที่ประสิทธิภาพสูงสุดอยู่ที่แบบจำลอง ท่ออะลูมิเนียม 3 ลอน ที่ความหนาแน่น 100 กิโลกรัมต่อ ลูกบาศก์เมตร มีค่าเท่ากับ 80.31 เปอร์เซ็นต์ และ แบบจำลองที่ไม่มีลอนที่ความหนาแน่น 100 และ 50 กิโลกรัมต่อลูกบาศก์เมตร มีค่าเท่ากับ 77.37 และ 75.63 เปอร์เซ็นต์ ตามลำดับ

4. สรุปผล

การศึกษาผลกระทบค่าความหนาแน่นของวัสดุโพลียู ริเทนโฟมและจำนวนลอนของท่ออะลูมิเนียมต่อ คุณลักษณะความสามารถในการดูดซับพลังงานและ <mark>ประสิทธิภ</mark>าพการ<mark>รับแรง</mark>กระแทก พบว่าค่าการดูดซับ พลังงานมีแนวโน้มเพิ่มขึ้นเมื่อมีการเพิ่มความหนาแน่น ของโพลียูริเทนโฟมและจำนวนของลอนบนท่อ อะลูมิเนียม การเพิ่มจำนวนลอนส่งผลต่อค่าแรงเฉลี่ยใน <mark>การดูดซับพลังงาน</mark>ที่เพิ่มขึ้น โดยที่ค่าการดูดซับพลังงาน สูงที่สุดที่กรณีท่ออลูมิเนียมที่ไม่มีลอนเสริมด้วยโพลียูริเท นโฟมที่ความหนาแน่น 200 กิโลกรัมต่อลูกบาศก์เมตร ซึ่งมีค่าเท่ากับ 18.22 กิโลจูล โดยในส่วนของประสิทธิภาพ การรับแรงกระแทกนั้น พบว่าการเพิ่มจำนวนของลอนบน ท่ออะลูมิเนียมจะส่งผลให้ค่าประสิทธิภาพการรับแรง กระแทกมีแนวโน้มลดลง โดยค่าประสิทธิภาพการรับแรง กระแทกสูงสุดเกิดขึ้นที่กรณีท่ออะลูมิเนียมที่มีจำนวน ้ลอน 3 ลอน ที่ความหนาแน่นของโพลียูริเทนโฟม 100 กิโลกรัมต่อลูกบาศก์เมตร ซึ่งมีค่าเท่ากับ 80.31 เปอร์เซ็นต์





5. กิตติกรรมประกาศ

ขอขอบพระคุณเจ้าหน้าที่ประจำเครื่องทดสอบ ศูนย์ เครื่องมือวิทยาศาสตร์และเทคโนโลยี มหาวิทยาลัย เทคโนโลยีสุรนารี ที่อำนวยความสะดวกและให้คำแนะนำ ในการใช้เครื่องมือในงานวิจัย

6. เอกสารอ้างอิง

[1] Beth A. Todd, PhD; S. Leeann Smith, BS; Thongsay Vongpaseuth, BS (1998). Polyurethane foam: Effects of specimen size when determining cushioning stiffness, Journal of Rehabilitation Research and Development vol. 35 No. 2, June 1998, pages 219-224.

[2] Saeed Ebrahimi, Nader Vahdatazad, Gholamhossein Liaghat. (2018). Experimental Characterization of the Energy absorption of Functionally Graded Foam Filled Tube under Axial Crushing Load, Journal of Theoretical and Applied Mechanics. Sofia. Vol. 48 No. 1, pages 76-89

 [3] Miller, L., Sawyer-Beaulieu, S., and Tam, E., Impacts of Non-Traditional Uses of Polyurethane Foam in Automotive Applications at End of Life,"
 SAE Int. J. Mater. Manf. 7(3):2014.

[4] Veronika Effinger, Paul DuBois, Markus Feucht, Andre Haufe, Manfred Bischoff. Nonlinear Ciscoelastic Modeling for foams, 13th International LS-DYNA User Conference

[5] CUI, L., S. KIERNAN, M. D. GILCHRIST. Designing the Energy Absorption Capacity of Functionally Graded Foam Materials. Mater. Sci. Eng.: A, 507 (2009), pages 215-225.

[6] Hanssen, A. G., M. Langseth, O. S. Hopperstad. Static and Dynamic Crushing of Cicular Aluninium Impact Eng., 24 (2000), pages 475-507. [7] Ebrahimi, S, N. Vahdatazad, G. Liaghat. Crashworthiness Efficiency Optimization for Two-Directional Functionally Graded Foam-Filled Tubes under Axial Crushing Impacts. Int. J. Crashworthiness, 22 (2017), pages 307-32.

Extrusions with Aluminium Foam Filler. Int. J

[8] M. Avalle, G. Belingardi, R. Montanini, (2001).
Characterization of polymeric structural foams under compressive impact loading by means of energy-absorption diagram, International Jourmal of Impact Engineering 25 (2001), pages 455-472.
[9] Sherwood JA, Frost CC. Constitutive modeling and simulation of energy absorbing polyurethane foam under impact loading. Polym Engng Sci

[10] ISO 844. International Standard, Rigid cellular plastic – Determination of compression properties

(1992); 32(16): 1138-46.

[11] สำนักงานนโยบายและแผนการขนส่งและจราจร เรื่องรายงานการวิเคราะห์สถานการณ์อุบัติเหตุทางถนน ของกระทรวงคมนาคม พ.ศ.2560, แหล่งที่มา http://www.otp.go.th/index.php/post/view?id=2 597

71

ประวัติผู้เขียน

นายศรานนท์ สาเมาะบาซา เกิดเมื่อวันที่ 10 กรกฎากม 2531 ณ จังหวัดปัตตานี สำเร็จ การศึกษาระดับชั้นมัธยมศึกษาตอนต้นจากโรงเรียนโพธิ์กีรีราชศึกษา อำเภอโกกโพธิ์ จังหวัด ปัตตานี ในปีการศึกษา 2547 มัธยมศึกษาตอนปลายจากโรงเรียนเดชะปัตตนยานุกูล อำเภอเมือง จังหวัดปัตตานี ในปีการศึกษา 2550 และสำเร็จการศึกษาระดับปริญญาตรีในสาขาวิชาวิศวกรรม ยานยนต์ สำนักวิชาวิศวกรรมศาสตร์ มหาวิทยาลัยเทกโนโลยีสุรนารี ในปีการศึกษา 2554 หลังจาก สำเร็จการศึกษาได้เข้าทำงาน ณ สถาบันวิจัยวิทยาศาสตร์และเทกโนโลยีแห่งประเทศไทย ใน ตำแหน่งผู้ช่วยนักวิจัย เป็นเวลา 2 ปี แล้วจึงได้เข้ารับการศึกษาต่อในระดับบัณฑิตศึกษาในสาขาวิชา วิศวกรรมการผลิต สำนักวิชาวิศวกรรมศาสตร์ มหาวิทยาลัยเทคโนโลยีสุรนารี ในปีการศึกษา 2557 ในขณะกำลังศึกษาได้มีโอกาศเป็นผู้ช่วยสอนในสาขาวิชาวิศวกรรมการผลิต และสาขาวิชา

(1) ปฏิบัติการทางกา<mark>รผลิ</mark>ตและระบบควบคุมอั<mark>ตโน</mark>มัติในโรงงาน

รัฐราวักยาลัยเทคโนโลยีสุรบโ

- (2) ปฏิบัติการเทคโนโลยีการผลิต
- (3) ปฏิบัติการวิศวกรรมการผลิต 1
- (4) ปฏิบัติก<mark>ารวิศ</mark>วกรรมการผ_{ลิ}ต 2

และมีผลงานวิชาการที่<mark>ได้รับการเผยแพร่ระดับชาติ 1 บทคว</mark>าม