

รายงานโครงการหมายเลข 2560-CP-03



การออกแบบและวิเคราะห์ระบบบังคับเลี้ยวสำหรับรถยนต์ Mech-UBU
formula student

นายพนัธ पुनประโคน

นายคมคาย พลกุล

นายธนากร บุตรอ่อน

รายงานนี้เป็นรายงานโครงการของนักศึกษาชั้นปีที่ 4 ซึ่งเสนอเป็นส่วนหนึ่ง
ในหลักสูตรปริญญาวิศวกรรมศาสตรบัณฑิต
ภาควิชาวิศวกรรมเครื่องกล คณะวิศวกรรมศาสตร์
มหาวิทยาลัยอุบลราชธานี



The design and analysis of steering system for Mech-UBU
formula student car

Mr. Noppanut Poonprakhon

Mr. Khomkhai Polkul

Mr. Thanakorn But-on

This is the Report of the Fourth Year Project Assignment Submitted in
Partial Fulfillment of the requirements for the Bachelor Degree of
Engineering Department of Mechanical Engineering The Faculty of
Engineering Ubon Ratchathani University

ชื่อเรื่อง การออกแบบและวิเคราะห์ระบบบังคับลิ้นสำหรับรถยนต์ Mech-UBU formula student

โดย นายณพนธ์ พูนประโคน

นายคมคาย พลกุล

นายธนากร บุตรอ่อน

ภาควิชาวิศวกรรมเครื่องกล

อาจารย์ที่ปรึกษา อ.ชาคริต โพธิ์งาม

อาจารย์ที่ปรึกษาร่วม ผศ.ดร. ประชาสันติ ไตรยสุทธิ์

อาจารย์ผู้ร่วมประเมินโครงการ

.....
(อาจารย์ชาคริต โพธิ์งาม)

อาจารย์ที่ปรึกษา

.....
(ผู้ช่วยศาสตราจารย์ ดร. ประชาสันติ ไตรยสุทธิ์)

อาจารย์ที่ปรึกษาร่วม

Project Title: The design and analysis of steering system for Mech-UBU Formula

Student car

By Mr. Noppanut Poonprakhon

Mr. Khomkhai Polkul

Mr. Noppanut Poonprakhon

Department of Mechanical Engineering

Thesis Adviser Mr. Chakrit Po-ngarm

Thesis Co-Adviser Assistant Professor Prachasanti Triyasuti

Project Committee

.....
(Mr. Chakrit Po-ngarm)

Thesis Adviser

.....
(Assistant Professor Dr. Prachasanti Triyasuti)

Thesis Co-Adviser

ชื่อเรื่อง การออกแบบและวิเคราะห์ระบบบังคับเลี้ยวสำหรับรถยนต์ Mech-UBU formula student

โดย นายณพนธ์ พูนประโคน
นายคมคาย พลกุล
นายธนากร บุตรอ่อน

บทคัดย่อ

โครงการนี้มีวัตถุประสงค์เพื่อออกแบบและสร้างระบบบังคับเลี้ยวของรถ Formula student car โดยระบบบังคับเลี้ยวคำนวณตามทฤษฎีออคเคอร์มานด์ ซึ่งระบบบังคับเลี้ยวเป็นระบบที่สำคัญในการบังคับรถไปยังทิศทางที่ต้องการ ในการวิเคราะห์ออกแบบและสร้างระบบบังคับเลี้ยวจะต้องให้มีความเหมาะสมกับตัวรถ ซึ่งจะทำให้รถมีการเลี้ยวที่คล่องตัวในทุกสภาวะการขับขี่ โดยเงื่อนไขการออกแบบจะกำหนดให้การหมุนพวงมาลัย 180 องศา รถยนต์สามารถเลี้ยวได้รัศมี 4 เมตร เพื่อการควบคุมรถที่รวดเร็ว และพวงมาลัยไม่หนักขณะเลี้ยว โดยพวงมาลัยจะต้องมีมุมฟรีไม่เกิน 7 องศาเพื่อไม่ให้เกิดการส่ายของล้อหน้าซึ่งอาจทำให้เกิดอุบัติเหตุขณะขับขี่ได้จากผลการศึกษาและออกแบบตามทฤษฎีออคเคอร์มานด์ที่ออกแบบสร้างนั้น จากนั้นนำรถยนต์ไปทดสอบจริงในสนามพบว่าพวงมาลัยสามารถเลี้ยวได้ในรัศมี 4 เมตร โดยการหมุนพวงมาลัย 180 องศา ตามการออกแบบไว้และพวงมาลัยเบาขณะรถอยู่นิ่งหรือที่ความเร็วต่ำ พวงมาลัยสามารถควบคุมทิศทางรถเลี้ยวได้ดี

Title: The design and analysis of steering system for Mech-UBU Formula Student car

By Mr. Noppanut Poonprakhon

Mr. Khomkhai Polkul

Mr. Thanakorn But-on

ABSTRACT

This project aim to design and build the vehicle steering system of Formula student car. The steering system is calculated based on the Ackermann theory. The steering system is importance system for controlling driving vehicle direct. The analysis, design and building of the steering system must be suitable for the vehicle, so the car will be agile turn all driving conditions. The conditions of the design, when the steering wheel turned 180 degrees, the car must turn in 4 meters of turn radius. Therefore the car is quickly control and the steering wheel is not heavy to turn. The free angle of the steering wheel must not exceed 7 degrees to prevent the staggering of the front wheel, which cause an accident while driving. From the study and design by Ackermann theory then build and test in the circuit. The result found that. The steering wheel can turn 4 meters of turn radius. When steering wheel turned 180 degrees follow from design. Moreover the steering wheel is easy to control. while the car not driving or driving at low speed. Thus steering wheel this is good direction control of the turning.

กิตติกรรมประกาศ

ผู้เขียนขอบคุณอาจารย์ที่ปรึกษาปริญญาโท อาจารย์ ชาศรีต โพธิ์งาม อาจารย์ที่ปรึกษา
ร่วม ผศ.ดร. ประชาสันติ ไตรยสุทธิ์ ที่ได้ทำให้ปริญญาโทฉบับนี้สำเร็จลุล่วงไปได้ด้วยดีด้วยการให้
คำแนะนำและข้อคิดเห็นต่างๆของการทำโครงการนี้ ตลอดจนให้คำแนะนำด้านรูปแบบโครงการ
รวมถึงการออกแบบ การสร้าง การทดสอบ ระบบเลี้ยวนี้ขึ้นมา ตลอดจนอาจารย์คณะกรรมการสอบ
ทุกท่าน ที่ได้ให้คำแนะนำทำให้โครงการนี้สำเร็จลุล่วงไปได้ด้วยดี

ขอขอบคุณอาจารย์ทุกท่านที่ให้การอบรมและให้ความรู้ต่างๆอันเป็นประโยชน์ต่อปริญญา
โทฉบับนี้ รวมถึงผู้ที่มีส่วนเกี่ยวข้องทุกท่าน ที่ได้ให้ความร่วมมือ ความรู้ด้านต่างๆ คำแนะนำ และ
อำนวยความสะดวก ในการจัดทำปริญญาโทฉบับนี้

สุดท้ายนี้ ผู้จัดทำงานโครงการขอกราบขอบพระคุณ บิดา-มารดา เป็นอย่างสูง ที่ช่วย
สนับสนุนค่าใช้จ่ายในการดำเนินการโครงการและให้กำลังใจตลอดจนญาติพี่น้องและเพื่อน ๆ พี่ ๆ
น้อง ๆ ที่เป็นกำลังใจให้การดำเนินปริญญาโทฉบับนี้จนสำเร็จลุล่วงไปได้ด้วยดี

คณะผู้จัดทำ

นพณัฐ พูนประโคน

คมคาย พลกุล

ธนากร บุตรอ่อน

สารบัญ

	หน้า
บทคัดย่อภาษาไทย	จ
บทคัดย่อภาษาอังกฤษ	ฉ
กิตติกรรมประกาศ	ช
สารบัญ	ซ
สารบัญรูปภาพ	ญ
สารบัญตาราง	ต
รายการสัญลักษณ์	ถ
บทที่ 1 บทนำ	
1.1 หลักการและเหตุผล	1
1.2 วัตถุประสงค์ของการศึกษา	2
1.3 ขอบเขตของการศึกษา	2
1.4 ขั้นตอนการดำเนินการศึกษา	2
1.5 ประโยชน์ที่คาดว่าจะได้รับ	3
บทที่ 2 ทฤษฎีเกี่ยวข้องกับงานโครงการ	
2.1 ทฤษฎีที่เกี่ยวข้องกับระบบบังคับเลี้ยว (Steering system)	4
2.2 ส่วนประกอบของระบบบังคับเลี้ยว	11
2.3 การตั้งศูนย์ล้อรถยนต์	14
2.4 เฟือง (Gear)	21
2.5 คอม่่า (Upright)	24
2.6 สมการหาแรงที่กระทำที่ล้อหน้าและล้อหลัง	25
2.7 ระเบียบวิธีไฟไนท์อีลิเมนต์ (Finite element method)	29
2.8 ทฤษฎีความเสียหาย	36
2.9 สอบเทียบการ Simulation	42
2.10 งานวิจัยที่เกี่ยวข้อง	46
บทที่ 3 วิธีการออกแบบ/วิธีการทดลอง/วิธีการวิจัย	
3.1 การออกแบบขั้นตอนการดำเนินโครงการ	49
3.2 วิธีดำเนินงาน	50
3.3 กำหนดความต้องการในการสร้างระบบบังคับเลี้ยว	50
3.4 ออกแบบและเลือกใช้อุปกรณ์ชิ้นส่วนต่างๆ	51

สารบัญ(ต่อ)

	หน้า
3.5 การวิเคราะห์ความแข็งแรงด้วยโปรแกรมคอมพิวเตอร์	66
3.6 สร้างขึ้นส่วนของระบบบังคับลิ้ว	75
3.7 ประกอบขึ้นส่วนทั้งหมด	75
3.8 ทดสอบการทำงานของระบบบังคับลิ้ว	76
บทที่ 4 ผลการทดสอบ/ผลงานวิจัย	
4.1 ผลการทดสอบบรัคมีการลิ้วแคบสุด	79
4.2 ผลการทดสอบความแข็งแรงของคอกม้า	79
4.3 ผลการทดสอบมุมฟรีพวงมาลัย	81
บทที่ 5 สรุปและข้อเสนอแนะ	
5.1 สรุปผลการออกแบบและสร้างระบบบังคับลิ้ว	82
5.2 ข้อเสนอแนะและการพัฒนา	82
บรรณานุกรม	83
ภาคผนวก ก แบบระบบบังคับลิ้ว	85
ภาคผนวก ข ภาพการทำงาน	107
ภาคผนวก ค ชิ้นส่วนจริง	115
ภาคผนวก ง เอกสารตรวจสอบมุมฟรี	118

สารบัญรูปภาพ

	หน้า
รูปที่ 2.1 ระบบบังคับเลี้ยวแบบจุดหมุนจุดเดียว	5
รูปที่ 2.2 มุมเลี้ยวของล้อขณะเข้าโค้ง	7
รูปที่ 2.3 ระบบบังคับเลี้ยวแบบอ็คเคอร์มานต์	7
รูปที่ 2.4 ลักษณะการเอียงของแขนบังคับเลี้ยว	8
รูปที่ 2.5 การลากเส้นมุมของแขนบังคับเลี้ยวอ็คเคอร์มานต์	9
รูปที่ 2.6 ระบบบังคับเลี้ยวแบบขนาน	9
รูปที่ 2.7 Tyre slip angle ของยางขณะเลี้ยวซ้าย	10
รูปที่ 2.8 Tyre slip angle ของยางทั้ง 4 เส้น ขณะเข้าโค้ง	11
รูปที่ 2.9 ส่วนประกอบระบบบังคับเลี้ยวแบบลูกปืนหมุนวน	12
รูปที่ 2.10 ส่วนประกอบระบบบังคับเลี้ยวแบบลูกปืนหมุนวน	12
รูปที่ 2.11 ส่วนประกอบระบบบังคับเลี้ยวแบบเฟืองขับและเฟืองสะพาน	14
รูปที่ 2.12 แรงเสียดทานระหว่างล้อกับผิวถนนและแรงบวกกระทำต่อล้อหน้า	15
รูปที่ 2.13 มุมโทอิน (Toe-in)	16
รูปที่ 2.14 โทเอาท์ (Toe-out)	17
รูปที่ 2.15 ลักษณะการตั้งมุมแคมเบอร์ในแต่ละแบบ	18
รูปที่ 2.16 ลักษณะการตั้งมุมแคสเตอร์ในแต่ละแบบ	19
รูปที่ 2.17 ลักษณะการตั้งมุมคิงพิน	20
รูปที่ 2.18 รายละเอียดขนาดของเฟือง	21
รูปที่ 2.19 ค่ามุมของพินเฟืองที่เหมาะสมและนิยมใช้	23
รูปที่ 2.20 การคำนวณหาค่าของเฟืองตรง	23
รูปที่ 2.21 การคำนวณหาค่าของเฟืองเฉียง	24
รูปที่ 2.22 ตัวอย่างคอม้าของรถยนต์ทั่วไป	24
รูปที่ 2.23 คอม้าของรถ Formula	25
รูปที่ 2.24 การหาความสูงของจุดศูนย์ถ่วงโดยวิธียกด้านข้าง	25
รูปที่ 2.25 การจอดนิ่งบนพื้นระดับ	26
รูปที่ 2.26 แรงกระทำกับรถยนต์ในขณะเลี้ยวโค้งบนถนนระดับรถยนต์เริ่มสิ้นไกลออกนอกถนน	27
รูปที่ 2.27 แรงกระทำในขณะเบรกเต็มที่จนล้อลื้อคตาย	28
รูปที่ 2.28 ค่าแรงกระทำต่อเอลิเมนต์ (f) ที่ทำให้โหนดมีการเคลื่อนที่ (U)	31
รูปที่ 2.29 ตัวอย่างโหนดในเอลิเมนต์แต่ละมิติ	32

สารบัญรูปภาพ(ต่อ)

	หน้า
รูปที่ 2.30 การใช้ Beam element ในงานโครงสร้าง	33
รูปที่ 2.31 การใช้ Shell element ในงานที่มีลักษณะเป็นผนัง	34
รูปที่ 2.32 การใช้งาน Solid element ในงานที่เป็นปริมาตรตันที่มีความหนา	34
รูปที่ 2.33 ชนิดของเอลิเมนต์ตั้งแต่ 1 – 3 มิติ	35
รูปที่ 2.34 การเปรียบเทียบทฤษฎีความเสียหายกับการทดลอง	38
รูปที่ 2.35 สถานะของความเครียด	39
รูปที่ 2.36 ความเสียหายของวัสดุตามทฤษฎีของวอนมิสเซส	41
รูปที่ 2.37 Von-mises stress	42
รูปที่ 2.38 Deformation	42
รูปที่ 2.39 ความเค้น	43
รูปที่ 2.40 ระยะเวลาของชิ้นงาน	43
รูปที่ 2.41 ความเค้น	44
รูปที่ 2.42 ระยะเวลาของชิ้นงาน	44
รูปที่ 2.43 ความเค้น	45
รูปที่ 2.44 ระยะเวลาของชิ้นงาน	45
รูปที่ 2.45 ค่าความเค้นที่เกิดขึ้น ณ จุดต่างๆ	47
รูปที่ 2.46 ค่า Factor of safety ที่เกิดขึ้น ณ จุดต่างๆ	48
รูปที่ 3.1 แผนการดำเนินงาน	49
รูปที่ 3.2 ออกแบบระบบบังคับเคลื่อนโดยใช้ทฤษฎีอค์เคอร์มานในการออกแบบ	51
รูปที่ 3.3 แสดงหน้ารถและข้างรถ	51
รูปที่ 3.4 มุมเลี้ยวของล้อหน้าทั้งสอง	52
รูปที่ 3.5 ขยายรูปมุมเลี้ยวของล้อหน้าทั้งสอง	53
รูปที่ 3.6 ขั้นตอนการออกแบบระบบบังคับเคลื่อน ขั้นตอนที่ 1	53
รูปที่ 3.7 ขั้นตอนการออกแบบระบบบังคับเคลื่อน ขั้นตอนที่ 2	54
รูปที่ 3.8 ขั้นตอนการออกแบบระบบบังคับเคลื่อน ขั้นตอนที่ 3	54
รูปที่ 3.9 ขั้นตอนการออกแบบระบบบังคับเคลื่อน ขั้นตอนที่ 4	55
รูปที่ 3.10 ขั้นตอนการออกแบบระบบบังคับเคลื่อน ขั้นตอนที่ 5	55
รูปที่ 3.11 ขั้นตอนการออกแบบระบบบังคับเคลื่อน ขั้นตอนที่ 6	56
รูปที่ 3.12 ขั้นตอนการออกแบบระบบบังคับเคลื่อน ขั้นตอนที่ 7	56

สารบัญญรูปภาพ(ต่อ)

	หน้า
รูปที่ 3.13 คอม่่าและที่ยึดแร็คเค์เลียว	56
รูปที่ 3.14 ส่วนประกอบเพ็อง	57
รูปที่ 3.15 ชั้นส่วนแร็คเค์เลียว	58
รูปที่ 3.16 ทดสอบเอียงเพื่อหาจุด CG	58
รูปที่ 3.17 แรงต่างๆที่กระทำต่อรถขณะจอดนิ่ง	59
รูปที่ 3.18 สัมประสิทธิ์ความเสียดทานสถิต (μ_s) และสัมประสิทธิ์ความเสียดทานจลน์ (μ_k)	60
รูปที่ 3.19 Free body diagram	60
รูปที่ 3.20 Free body diagram ของล้อรถ	61
รูปที่ 3.21 แรงที่กระทำต่อล้อจากการเบรก	61
รูปที่ 3.22 แรงที่กระทำต่อคอม่่าขณะเบรก	62
รูปที่ 3.23 แรงต่างๆที่กระทำต่อล้อหน้า	63
รูปที่ 3.24 แรงทั้งหมดที่กระทำต่อคอม่่า	63
รูปที่ 3.25 คอม่่า	64
รูปที่ 3.26 ประกอบชิ้นส่วนของระบบบังคับเลียว	65
รูปที่ 3.27 Mesh details ครั้งที่ 1	66
รูปที่ 3.28 ค่าความเค้น ครั้งที่ 1	66
รูปที่ 3.29 Mesh details ครั้งที่ 2	67
รูปที่ 3.30 ค่าความเค้น ครั้งที่ 2	67
รูปที่ 3.31 Mesh details ครั้งที่ 3	68
รูปที่ 3.32 ค่าความเค้น ครั้งที่ 3	68
รูปที่ 3.33 Mesh details ครั้งที่ 4	69
รูปที่ 3.34 ค่าความเค้น ครั้งที่ 4	69
รูปที่ 3.35 Mesh details ครั้งที่ 5	70
รูปที่ 3.36 ค่าความเค้น ครั้งที่ 5	70
รูปที่ 3.37 Mesh details ครั้งที่ 6	71
รูปที่ 3.38 ค่าความเค้น ครั้งที่ 6	71
รูปที่ 3.39 Mesh details ครั้งที่ 7	72
รูปที่ 3.40 ค่าความเค้น ครั้งที่ 7	72
รูปที่ 3.41 Mesh details ครั้งที่ 8	73

สารบัญรูปภาพ(ต่อ)

	หน้า
รูปที่ 3.42 ค่าความเค้น ครั้งที่ 8	73
รูปที่ 3.43 กราฟค่า Element และความเค้น	74
รูปที่ 3.44 ชิ้นส่วนระบบบังคับเลี้ยว	75
รูปที่ 3.45 ประกอบระบบบังคับเลี้ยวและคอม้า	76
รูปที่ 3.46 วัตถุประสงค์ที่เป็นแนวตรงเส้นผ่านศูนย์กลาง และนำรถมาวิ่งแล้วหักพวงมาลัยสุด	77
รูปที่ 3.47 รถเคลื่อนที่เป็นวงกลม	77
รูปที่ 3.48 รถเคลื่อนที่เป็นครึ่งวงกลม และตรวจสอบเส้นผ่านศูนย์กลางแล้วบันทึกผล	77
รูปที่ 3.49 ทดสอบความแข็งแรงคอม้าวิ่งความเร็ว 40 km/h	78
รูปที่ 3.50 ทดสอบความแข็งแรงคอม้าวิ่งความเร็ว 60 km/h แล้วเบรก	78
รูปที่ 4.1 ผลความเค้นที่กระทำต่อคอม้า	80
รูปที่ 4.2 ค่า Factor of safety	80
รูปที่ ก.1 Tie rod	86
รูปที่ ก. 2 Steering arm	87
รูปที่ ก. 3 Upright	88
รูปที่ ก. 4 Steering mounting	89
รูปที่ ก. 5 Steering rack & Pinion	90
รูปที่ ก. 6 Steering rousing	91
รูปที่ ก. 7 Steering column & Shaft	92
รูปที่ ก. 8 Steering arm	93
รูปที่ ก. 9 Steering mounting	94
รูปที่ ก. 10 Tie rod	95
รูปที่ ก. 11 Steering boot	96
รูปที่ ก. 12 Steering rack	97
รูปที่ ก. 13 Steering gear drive	98
รูปที่ ก. 14 Steering mount	99
รูปที่ ก. 15 Steering shaft	100
รูปที่ ก. 16 Steering splice	101
รูปที่ ก. 17 Steering wheel assembly	102
รูปที่ ก. 18 Hand	103

สารบัญรูปภาพ(ต่อ)

	หน้า
รูปที่ ก. 19 Steering wheel	104
รูปที่ ก. 20 Under hand	105
รูปที่ ก. 21 Case	106
รูปที่ ข.1 ตั้งมุมล้อ	108
รูปที่ ข.2 เจาะชิ้นงาน	108
รูปที่ ข.3 วางแผนซื้อชิ้นส่วน	109
รูปที่ ข.4 กลึงชิ้นงาน	109
รูปที่ ข.5 ถอดตัวยึดพวงมาลัย	110
รูปที่ ข.6 ตัดเหล็ก	110
รูปที่ ข.7 ทดสอบจุดยึดพวงมาลัย	111
รูปที่ ข.8 เจาะชิ้นงานเพื่อทำคอมม่า	111
รูปที่ ข.9 ประกอบชิ้นส่วนต่างๆ	112
รูปที่ ข.10 ทดสอบแป้นเบรก	112
รูปที่ ข.11 เชื่อมเหล็ก	113
รูปที่ ข.12 มิลลิ่งชิ้นงานคอมม่า	113
รูปที่ ข.13 เจาะชิ้นงานคอมม่า	114
รูปที่ ค.1 พวงมาลัยด้านหน้า	116
รูปที่ ค.2 พวงมาลัยด้านหลัง	116
รูปที่ ค.3 เพลาส่งกำลัง	117
รูปที่ ค.4 แร็คเลี้ยว	117
รูปที่ ค.5 คอมม่า	117
รูปที่ ง.1 ใบตรวจสอบมุมฟรีพวงมาลัย	119

สารบัญตาราง

	หน้า
ตารางที่ 1.1 ขั้นตอนการดำเนินการศึกษา	2
ตารางที่ 3.1 ค่าการคำนวณเฟืองแร็ค	57
ตารางที่ 4.1 ทดสอบรัศมีการเลี้ยวแคบสุด	79
ตารางที่ 4.2 ทดสอบความแข็งแรงของคอม้า	81
ตารางที่ 4.3 ทดสอบมุมพรีพวงมาลัย	81

รายการสัญลักษณ์

- a = The delay of cars due to brak [m/s^2]
 a_i = The constants
 b = The distance between the front wheel [m]
 c = Spaced gear [mm]
 d = diamete [mm]
 d_a = Top Diameter [mm]
 d_b = Base Diameter [mm]
 F = Resistance to the movement of the wheels while braking [N]
 F_x = Axial force X [N]
 F_y = Axial force Y [N]
 F_z = Axial force Z [N]
 h = CG height of the car. [m]
 h = Tooth height [mm]
 J = Total potential energy [J]
 l =The term movement of the Rack against the rotation of the steering wheel, round 1.[mm]
 l = The distance between the weight to the front wheels [m]
 M = Module
 N_i = Estimation of internal functions
 n_x = Direction cosines x
 n_y = Direction cosines y
 n_z = Direction cosines z
 P = pitch [mm]
 R_a = The reaction force at the front wheel while braking [N]
 R_b =The reaction force at the rear wheels while braking [N]
 R_F = Reaction force to the front wheels [N]
 R_R = Reaction force that the rear wheels [N]
 r = The length of the steering arm [m]
 r = The radius of the tire [m]
 T = Torque at the wheels [N.m]
 ΔT = Changes in temperature [°C]
 T_x = Surface stress in the x direction [Pa]
 T_y = Surface stress in the y direction [Pa]
 T_z = Surface stress in the z direction [Pa]

รายการสัญลักษณ์(ต่อ)

τ_{xy} = Shear stress in the xy [Pa]

τ_{xz} = Shear stress in the xz [Pa]

τ_{yz} = Shear stress in the yz [Pa]

τ_{max} = Maximum shear stress [Pa]

V = external energy [J]

v = Displacement in the y direction

U =The energy that occurs from stress in the object [J]

u = Displacement in the x direction

W = The weight of the car [N]

w = Displacement in the z direction

Z = Number of teeth [Number]

α = Coefficient of expansion

α = Angle of the inner wheel [degree]

β = Angle of the outer wheel [degree]

ϕ =The angle of the steering arm [degree]

β = Maximum angle of slopes that make the car overturned around B[degree]

σ_x = Stress in axial X [Pa]

σ_u = Ultimate Stress [Pa]

σ_y = Stress in axial Y [Pa]

σ_y = Yield Stress or Yield Point [Pa]

σ_z = Stress in axial Z [Pa]

π = pi

μ = Friction coefficient between rubber to the road