

การศึกษาความต้านทานไฟลิงในหม้อน้ำรถยนต์

นาย สุรี ไปชยานนกุล

ศูนย์วิทยทรัพยากร อห保證กรองน้ำวิทยาลัย

วิทยานิพนธ์นี้เป็นส่วนหนึ่งของการศึกษาตามหลักสูตรปริญญาวิศวกรรมศาสตรมหาบัณฑิต

สาขาวิชาวิศวกรรมเครื่องกล ภาควิชาวิศวกรรมเครื่องกล

คณะวิศวกรรมศาสตร์ จุฬาลงกรณ์มหาวิทยาลัย

ปีการศึกษา 2545

ISBN 974-17-2498-5

ลิขสิทธิ์ของจุฬาลงกรณ์มหาวิทยาลัย

A STUDY OF FOULING RESISTANCE IN RADIATOR

Mr. Suthee Posayanukul

ศูนย์วิทยบรังษยการ

A Thesis Submitted in Partial Fulfillment of the Requirements
for the Degree of Master of Engineering in Mechanical Engineering

Department of Mechanical Engineering

Faculty of Engineering

Chulalongkorn University

Academic Year 2002

ISBN 974-17-2498-5

หัวข้อวิทยานิพนธ์
โดย
สาขาวิชา
อาจารย์ที่ปรึกษา

การศึกษาความต้านทานไฟลิงในหม้อน้ำร้อนน้ำ
นาย สุริ ไปชยະนุกูล
วิศวกรรมเครื่องกล
รองศาสตราจารย์ ดร. พงษ์ธร จรัญญากรณ์

คณะกรรมการคุณวิศวกรรมศาสตร์ จุฬาลงกรณ์มหาวิทยาลัย อนุมัติให้นับวิทยานิพนธ์ฉบับนี้เป็นส่วน
หนึ่งของการศึกษาตามหลักสูตรปริญญามหาบัณฑิต

ลีลา คณบดี คณวิศวกรรมศาสตร์
(ศาสตราจารย์ ดร.สมศักดิ์ ปัญญาแก้ว)

คณะกรรมการสอนวิทยานิพนธ์

ลีลา คงมาศ ประธานกรรมการ
(ผู้ช่วยศาสตราจารย์ มิ่งศักดิ์ ตั้งตะกูล)
นิตยาภรณ์ อาจารย์ที่ปรึกษา
(รองศาสตราจารย์ ดร.พงษ์ธร จรัญญากรณ์)

ลีลา กรรมการ
(อาจารย์ ดร.สมพงษ์ พุทธิวิสุทธิศักดิ์)

ลีลา กรรมการ
(อาจารย์ ดร.กุณฑิ์ มณีรัตน์)

สุธี ปะยะนุกูล : การศึกษาความต้านทานเพาลิ่งในหม้อน้ำรadiator. (A STUDY OF FOULING RESISTANCE IN RADIATOR) อ. ที่ปรึกษา : รศ.ดร. พงษ์ธร จรัญญากรณ์,
จำนวนหน้า 211 หน้า. ISBN 974 – 17 – 2498 – 5

วิทยานิพนธ์นี้ เป็นการทดลองเพื่อศึกษาถึงผลกระทบของ ความต้านทานเพาลิ่งในหม้อน้ำรadiator เมื่ออายุการใช้งานของหม้อน้ำรadiator เพิ่มมากขึ้น เพื่อเป็นข้อมูลสำหรับการออกแบบหม้อน้ำรadiator หม้อน้ำรadiator ที่ศึกษาทั้งหมดมีขนาดทางกายภาพเหมือนกัน และผ่านการใช้งานแล้วเป็นระยะเวลา 0, 4036, 6263, 19120, 39752, 46816, 53569, 59506 และ 131850 km ในกระบวนการนี้ได้ใช้คุณลักษณะสำคัญของบริษัทผลิตหม้อน้ำรadiator แห่งหนึ่ง ในการทดลอง ได้ทำการควบคุมอัตราการไหลเชิงมวลของน้ำและอุณหภูมิของน้ำ ตลอดจนอุณหภูมิของน้ำที่เข้าหม้อน้ำรadiator ไว้ที่ 90°C

จากการศึกษาพบว่า อายุการใช้งานของหม้อน้ำรadiator นั้นไม่ได้มีผลโดยตรงต่อความต้านทานเพาลิ่งในหม้อน้ำรadiator อย่างมีนัยสำคัญจนมีผลต่อความสามารถในการระบายความร้อนของหม้อน้ำรadiator อย่างไรก็ตามค่าความดันต่ำครั่อมของอากาศที่ผ่านหม้อน้ำรadiator นั้นมีแนวโน้มสูงขึ้น เมื่ออายุการใช้งานหม้อน้ำรadiator มากขึ้นซึ่งในการใช้งานจริงนั้นจะส่งผลให้อัตราการไหลเชิงมวลของอากาศลดลงเมื่ออายุการใช้งานมากขึ้น เช่น ที่ค่าอัตราการไหลเชิงมวลของน้ำ 0.565 kg/s ความดันอากาศต่ำครั่อม 250 N/m^2 อัตราการไหลเชิงมวลของอากาศผ่านหม้อน้ำรadiator ที่ใช้งานระยะเวลา 4036, 6263, 19120, 46816, 59506 km นั้นอยู่กว่าข้อของหม้อน้ำรadiator ใหม่ประมาณ $2.22, 4, 5.33, 8.88, 19.11\%$ ตามลำดับซึ่งจะทำให้ความสามารถในการถ่ายเทความร้อนของหม้อน้ำรadiator ลดลงประมาณ $0.65, 1.21, 1.63, 2.79, 6.5\%$ ตามลำดับ ในการออกแบบจึงต้องเพื่อสำหรับผลกระทบนี้ ด้วย เช่น เพิ่มขนาดพัดลม หรือ เพิ่มขนาดของพื้นที่ถ่ายเทความร้อน นอกจากนั้นการศึกษาพบว่า เมื่ออายุการใช้งานของหม้อน้ำรadiator มากขึ้นนั้นค่าความดันต่ำครั่อมของน้ำที่ว่างผ่านหม้อน้ำรadiator มีแนวโน้มค่อนข้างจะคงที่

ภาควิชา วิศวกรรมเครื่องกล

สาขาวิชา วิศวกรรมเครื่องกล

ปีการศึกษา 2545

ลายมือชื่อนิสิต.....ธีร์ บัวรุ่ง
ลายมือชื่ออาจารย์ที่ปรึกษา.....ดร.พงษ์ธร จรัญญากรณ์

#4270607821: MAJOR MECHANICAL ENGINEERING

KEYWORDS : FOULING/ RADIATOR

SUTHEE POSAYANUKUL: A STUDY OF FOULING RESISTANCE IN RADIATOR,

THESIS ADVISOR :ASSOC. PROF. PONGTORN CHARUNYAKORN, Ph.D., 211

pp. ISBN 974 – 17 – 2498 – 5

The research is to study the effects of fouling resistance on car radiator performance at various travelling distance. Studied radiators had working distance of 0, 4036, 6263, 19120, 39752, 46816, 53569, 59569 and 131850 kilometers. All radiators were of the same physical shape and dimension and provided by a radiator manufacturer. Sixteen experimental test cases were done with various water mass flow rates of 0.565, 0.970, 1.374 and 1.778 kg/s in combination with air mass flow rates of 0.967, 1.450, 1.934 and 2.417 kg/s. Temperature of water entering radiator was maintained at 90 °C for all cases.

The study shows that travelling distance of a car does not increase the fouling resistance in radiator significantly. It is not necessary to over design the radiator. However, it is found the pressure drop across radiator increases appreciably with time of use. In actual working condition air flow through could drop significantly . For instance, at water mass flow rate of 0.565 kg/s and air pressure drop 250 N/m², air mass flow rate of 4036, 6263, 19120, 46816, 59506 km radiator drops 2.2, 4, 5.33, 8.88, 19.11% compared with new radiator respectively. This ,in turn, will affect the cooling capacity of the radiator about 0.65, 1.21, 1.63, 2.79, 6.5% respectively. There are two ways to compensate for this; the cooling fan should be oversized or the heat transfer area should be increased. It is also found that pressure drop of water across radiator remains mostly constant.

Department Mechanical Engineering Student's Signature.....*Suthee posyanukul*

Field of study Mechanical Engineering Advisor's Signature.....*meovprorn*

Academic year 2002

กิตติกรรมประกาศ

วิทยานิพนธ์นี้สำเร็จได้ด้วยดี โดยได้รับความช่วยเหลือ และความอนุเคราะห์จาก
หลายฝ่ายด้วยกัน ข้าพเจ้าขอขอบคุณ อาจารย์ รองศาสตราจารย์ ดร. พงษ์ธร จรัญญากรน์
อาจารย์ที่ปรึกษา ที่ได้สละเวลาอันมีค่าช่วยเหลือให้คำแนะนำนำปรึกษา และแนะนำแนวทางในการ
วิจัย แนวทางแก้ไขปัญหา และข้อคิดเห็นต่างๆ ที่นำมาซึ่งความสมบูรณ์ของวิทยานิพนธ์ฉบับนี้
รวมถึง ผศ. มิงศักดิ์ ตั้งตะกูล ประธานกรรมการ อาจารย์ ดร. สมพงษ์ พุทธิวิสุทธิศักดิ์ และ
อาจารย์ ดร. กุณฑินี มณีรัตน์

ข้าพเจ้าขอขอบคุณ บริษัท CH Thermo ผู้ผลิตหม้อน้ำร้อนต์ที่ได้ให้ความ
อนุเคราะห์ชุดทดลองรวมถึง หม้อน้ำร้อนต์ที่ใช้ในการทดลองเพื่อเก็บข้อมูล รวมถึงทุกท่านที่
บริษัทที่ให้ความร่วมมือเป็นอย่างดี

นอกจากนี้ ข้าพเจ้าขอขอบคุณเพื่อนๆ น้องๆ ทุกคนที่เคยช่วยเหลือและสนับสนุน
การทำงานวิจัยให้สำเร็จลุล่วงไปด้วยดี

สุดท้าย ข้าพเจ้ากราบขอบพระคุณบิดา márada ซึ่งอบรมสั่งสอน และให้กำลังใจ
ตลอดเวลา จนสำเร็จการศึกษา

นายสุธี ปะยะนุกุล

**ศูนย์วิทยทรัพยากร
จุฬาลงกรณ์มหาวิทยาลัย**

สารบัญ

หน้า

บทคัดย่อภาษาไทย.....	๔
บทคัดย่อภาษาอังกฤษ.....	๕
กิตติกรรมประกาศ.....	๖
สารบัญ.....	๗
สารบัญตาราง.....	๘
สารบัญภาพ.....	๙
บทที่ 1 บทนำ	๑
1.1 ความสำคัญและที่มาของวิทยานิพนธ์.....	๑
1.2 วัตถุประสงค์ของวิทยานิพนธ์.....	๒
1.3 ขอบเขตของวิทยานิพนธ์.....	๒
1.4 ขั้นตอนการดำเนินงาน.....	๒
1.5 ผลที่คาดว่าจะได้รับ.....	๒
บทที่ 2 เอกสารและงานวิจัยที่เกี่ยวข้อง.....	๔
บทที่ 3 ทฤษฎีที่เกี่ยวข้อง.....	๗
3.1 ส่วนประกอบของหม้อน้ำรดยนต์.....	๗
3.2 จุดประสงค์ในการทำ การวิจัยเพาลิ่ง.....	๑๐
3.3 ความรู้พื้นฐานของเพาลิ่ง.....	๑๐
3.3.1 เพาลิ่งเป็นฟังก์ชันของเวลา.....	๑๐
3.3.2 กลไกในการเกิดเพาลิ่ง.....	๑๑
3.3.3 ผลกระทบจากการความเร็วของของไนโตรเจน.....	๑๒
3.4 การวิเคราะห์ค่าความต้านทานเพาลิ่ง.....	๑๓
3.4.1 การคำนวนหาค่าสัมประสิทธิ์การถ่ายเทความร้อนรวม.....	๑๔
บทที่ 4 การทดลอง.....	๑๖
4.1 ลักษณะทั่วไปของชุดทดลอง.....	๑๖
4.1.1 ส่วนประกอบของชุดทดลอง.....	๑๖
4.1.1.1 ส่วนทดลอง.....	๑๖
4.1.1.2 ส่วนน้ำหมนเวียน.....	๑๙
4.1.1.3 ส่วนอากาศ.....	๑๙

	หน้า
4.1.1.4 ส่วนควบคุม.....	20
4.2 หม้อน้ำร้อนตัวอย่างที่ใช้ในการทดลอง.....	21
4.2.1 วิธีในการเก็บตัวอย่าง.....	21
4.2.2 ลักษณะตัวอย่างที่เก็บมา.....	21
4.3 การติดตั้งหม้อน้ำร้อนตัวอย่างที่เข้ากับชุดทดลอง.....	22
4.4 การอ่านค่าผลการทดลอง.....	24
4.5 การปรับเทียบเครื่องอ่านเพื่ออ่านค่าความดันน้ำสูญเสียและอากาศสูญเสีย.....	24
4.6 สภาพที่ทำการทดลอง.....	25
บทที่ 5 การวิเคราะห์ผลการทดลอง.....	28
5.1 ขั้นตอนในการวิเคราะห์.....	28
5.1.1 การแปลงหน่วย.....	28
5.1.2 การคำนวนหาค่าความด้านทานเพาลิ่ง.....	29
5.2 การเปรียบเทียบผล.....	30
5.3 พิจารณาการเปรียบเทียบผล.....	31
5.3.1 ผลจากการเปรียบเทียบระหว่างกับค่าความด้านทาน เพาลิ่ง ที่สภาพอัตราการไหลของน้ำโดยมวลคงที่ที่ค่าหนึ่งๆ โดยมีค่า อัตราการไหลของอากาศโดยมวลต่างๆกัน 4 ค่า	31
5.3.2 ผลจากการเปรียบเทียบระหว่างกับค่าความดันอากาศ สูญเสียของหม้อน้ำร้อนตัวที่สภาพอัตราการไหลของน้ำ โดยมวลผ่าน หม้อน้ำร้อนตัวฯไป 4 ค่า	34
5.3.3 ผลจากการเปรียบเทียบระหว่างกับค่าความดันน้ำ สูญเสียของ หม้อน้ำร้อนตัวที่สภาพอัตราการไหลของน้ำ โดยมวลผ่านหม้อน้ำร้อนตัวฯไป 4 ค่า	36
5.3.4 ผลจากการเปรียบเทียบอัตราการไหลของอากาศโดยมวล ผ่านหม้อน้ำร้อนตัวกับค่าความดันอากาศสูญเสียของหม้อน้ำร้อนตัว ที่ระหว่างการใช้งานหม้อน้ำร้อนตัวฯ	39
บทที่ 6 สรุปผลการวิจัย.....	42
6.1 บทสรุป.....	42
6.2 ข้อเสนอแนะ.....	43

สารบัญ (ต่อ)

๘

	หน้า
รายการอ้างอิง.....	45
ภาคผนวก.....	46
ภาคผนวก ก ตารางผลการทดลอง.....	47
ภาคผนวก ข ตัวอย่างการคำนวณ.....	205
ประวัติผู้เขียนนวัตกรรม.....	211



ศูนย์วิทยทรัพยากร จุฬาลงกรณ์มหาวิทยาลัย

สารบัญตาราง

๙

ตารางที่	หน้า
ตารางที่ 4 - 1 รายละเอียดที่สั่งเกตได้ของน้ำอ่อนตัวอย่าง.....	21
ตารางที่ 4 - 2 ลักษณะทางกายภาพของน้ำอ่อนร้ายแรง.....	22
ตารางที่ 4 - 3 อัตราการไหลโดยมวลของน้ำและอากาศที่ควบคุม.....	26
ตารางที่ 4 - 4 สภาพทั้ง 16 ที่ใช้ในการทดลอง.....	27
ตารางที่ ก-1 ผลการทดลองทั้ง 16 กรณีของน้ำร้ายแรงต่อระบบทาง.....	49
ใช้งาน 0 กิโลเมตร	
ตารางที่ ก-2 ผลการทดลองทั้ง 16 กรณีของน้ำร้ายแรงต่อระบบทาง.....	65
ใช้งาน 4036 กิโลเมตร	
ตารางที่ ก-3 ผลการทดลองทั้ง 16 กรณีของน้ำร้ายแรงต่อระบบทาง.....	81
ใช้งาน 6263 กิโลเมตร	
ตารางที่ ก-4 ผลการทดลองทั้ง 16 กรณีของน้ำร้ายแรงต่อระบบทาง.....	97
ใช้งาน 19120 กิโลเมตร	
ตารางที่ ก-5 ผลการทดลองทั้ง 16 กรณีของน้ำร้ายแรงต่อระบบทาง.....	113
ใช้งาน 39752 กิโลเมตร	
ตารางที่ ก-6 ผลการทดลองทั้ง 16 กรณีของน้ำร้ายแรงต่อระบบทาง.....	129
ใช้งาน 46816 กิโลเมตร	
ตารางที่ ก-7 ผลการทดลองทั้ง 16 กรณีของน้ำร้ายแรงต่อระบบทาง.....	145
ใช้งาน 53596 กิโลเมตร	
ตารางที่ ก-8 ผลการทดลองทั้ง 16 กรณีของน้ำร้ายแรงต่อระบบทาง.....	161
ใช้งาน 59506 กิโลเมตร	
ตารางที่ ก-9 ผลการทดลองทั้ง 16 กรณีของน้ำร้ายแรงต่อระบบทาง.....	177
ใช้งาน 131850 กิโลเมตร	
ตารางที่ ก-10 ค่า 1/U60 และ Rf ที่สภาวะอัตราการไหลของน้ำโดยมวล	193
0.565 kg/s กับ อัตราการไหลของอากาศโดยมวลต่างๆ	
ตารางที่ ก-11 ค่า 1/U60 และ Rf ที่สภาวะอัตราการไหลของน้ำโดยมวล	194
0.970 kg/s กับ อัตราการไหลของอากาศโดยมวลต่างๆ	
ตารางที่ ก-12 ค่า 1/U60 และ Rf ที่สภาวะอัตราการไหลของน้ำโดยมวล	195
1.374 kg/s กับ อัตราการไหลของอากาศโดยมวลต่างๆ	

หน้า	
ตารางที่ ก-13 ค่า 1/U60 และ Rf ที่สภาวะอัตราการไหลของน้ำโดยมวล.....	196
1.778 kg/s กับ อัตราการไหลของอากาศโดยมวลต่างๆ	
ตารางที่ ก-14 ค่าความดันอากาศสูญเสียของหม้อน้ำร้อนต์ที่.....	197
อัตราน้ำไหลโดยมวล 0.565 kg/s	
ตารางที่ ก-15 ค่าความดันอากาศสูญเสียของหม้อน้ำร้อนต์ที่	198
อัตราน้ำไหลโดยมวล 0.970 kg/s	
ตารางที่ ก-16 ค่าความดันอากาศสูญเสียของหม้อน้ำร้อนต์ที่	199
อัตราน้ำไหลโดยมวล 1.374 kg/s	
ตารางที่ ก-17 ค่าความดันอากาศสูญเสียของหม้อน้ำร้อนต์ที่	200
อัตราน้ำไหลโดยมวล 1.778 kg/s	
ตารางที่ ก -18 ค่าความดันน้ำสูญเสียของหม้อน้ำร้อนต์ที่	201
อัตราอากาศไหลโดยมวล 0.967 kg/s	
ตารางที่ ก -19 ค่าความดันน้ำสูญเสียของหม้อน้ำร้อนต์ที่	202
อัตราอากาศไหลโดยมวล 1.450 kg/s	
ตารางที่ ก - 20 ค่าความดันน้ำสูญเสียของหม้อน้ำร้อนต์ที่	203
อัตราอากาศไหลโดยมวล 1.934 kg/s	
ตารางที่ ก - 21 ค่าความดันน้ำสูญเสียของหม้อน้ำร้อนต์ที่	204
อัตราอากาศไหลโดยมวล 2.417 kg/s	

หน้า	
รูปที่ 3 - 1 คอร์ของหม้อน้ำที่ทำจากห่อและครีบ	8
รูปที่ 3 - 2 รูปแสดงหม้อน้ำรดยนต์แบบ Vertical กับ Horizontal	9
รูปที่ 3 - 3 รดยนต์รุ่นเก่าใช้วัสดุเป็นทองเหลืองและทองแดงเชื่อมกับเท็งค์ด้วยตะกั่ว(a).....	9
รดยนต์รุ่นใหม่ใช้อลูมิเนียมกับทองเหลืองและพลาสติกแท็งค์(b)	
รูปที่ 3 - 4 การก่อตัวของ เฟลิ่งเป็นฟังก์ชันของเวลา.....	11
รูปที่ 3 - 5 ชนิดของ ความต้านทานเฟลิ่งในลักษณะเป็นฟังก์ชันของความเร็วของไอล.....	12
รูปที่ 3 - 6 ตัวประกอบปรับแก้ผลต่างอุณหภูมิ single pass,cross flow heat exchanger.....	15
with both fluid unmixed	
รูปที่ 4 - 1 แสดงภาพรวมของชุดอุปกรณ์ทดลอง.....	16
รูปที่ 4 - 2 แสดงจุดติดตั้งอุปกรณ์ตรวจวัดในส่วนทดลอง.....	18
รูปที่ 4 - 3 เครื่องควบคุมที่เรียกว่า Micon.....	20
รูปที่ 4 - 4 หม้อน้ำรดยนต์ที่ติดตั้งในส่วนทดลอง.....	23
รูปที่ 5 - 1 ค่าความต้านทาน เฟลิ่งของหม้อน้ำรดยนต์เทียบกับระยะทาง.....	32
ที่ใช้ปีของหม้อน้ำรดยนต์ที่อัตราเร็วไอลโดยมวล 0.565 กิโลกรัมต่อวินาที	
รูปที่ 5 - 2 ค่าความต้านทาน เฟลิ่งของหม้อน้ำรดยนต์ที่อัตราเร็วไอลโดยมวล 0.970 กิโลกรัมต่อวินาที	32
ที่ใช้ปีของหม้อน้ำรดยนต์ที่อัตราเร็วไอลโดยมวล 1.374 กิโลกรัมต่อวินาที	
รูปที่ 5 - 3 ค่าความต้านทาน เฟลิ่งของหม้อน้ำรดยนต์เทียบกับระยะทาง.....	33
ที่ใช้ปีของหม้อน้ำรดยนต์ที่ อัตราเร็วไอลโดยมวล 1.374 กิโลกรัมต่อวินาที	
รูปที่ 5 - 4 ค่าความต้านทาน เฟลิ่งของหม้อน้ำรดยนต์เทียบกับระยะทาง.....	33
ที่ใช้ปีของหม้อน้ำรดยนต์ที่ อัตราเร็วไอลโดยมวล 1.778 กิโลกรัมต่อวินาที	
รูปที่ 5 - 5 ค่าความดันอากาศสูญเสียของหม้อน้ำรดยนต์เทียบกับระยะทาง.....	34
ที่ใช้ปีของ หม้อน้ำรดยนต์ที่อัตราเร็วไอลโดยมวล 0.565 กิโลกรัมต่อวินาที	
รูปที่ 5 - 6 ค่าความดันอากาศสูญเสียของหม้อน้ำรดยนต์เทียบกับระยะทาง.....	35
ที่ใช้ปีของหม้อน้ำรดยนต์ที่อัตราเร็วไอลโดยมวล 0.970 กิโลกรัมต่อวินาที	
รูปที่ 5 - 7 ค่าความดันอากาศสูญเสียของหม้อน้ำรดยนต์เทียบกับระยะทาง.....	35
ที่ใช้ปีของหม้อน้ำรดยนต์ที่อัตราเร็วไอลโดยมวล 1.374 กิโลกรัมต่อวินาที	
รูปที่ 5 - 8 ค่าความดันอากาศสูญเสียของหม้อน้ำรดยนต์เทียบกับระยะทาง.....	36
ที่ใช้ปีของหม้อน้ำรดยนต์ที่อัตราเร็วไอลโดยมวล 1.778 กิโลกรัมต่อวินาที	

ภาพประกอบที่	หน้า
รูปที่ 5 - 9 ค่าความดันน้ำสูญเสียของหม้อน้ำรถยนต์เทียบกับระยะทางที่ใช้.....	37
ใบข่องหม้อน้ำรถยนต์ที่อัตราอากาศในหลอดโดยมวล 0.967 กิโลกรัมต่ำกวินาที	
รูปที่ 5 - 10 ค่าความดันน้ำสูญเสียของหม้อน้ำรถยนต์เทียบกับระยะทางที่ใช้.....	37
ใบข่องหม้อน้ำรถยนต์ที่อัตราอากาศในหลอดโดยมวล 1.450 กิโลกรัมต่ำกวินาที	
รูปที่ 5 - 11 ค่าความดันน้ำสูญเสียของหม้อน้ำรถยนต์เทียบกับระยะทางที่ใช้.....	38
ใบข่องหม้อน้ำรถยนต์ที่อัตราอากาศในหลอดโดยมวล 1.934 กิโลกรัมต่ำกวินาที	
รูปที่ 5 - 12 ค่าความดันน้ำสูญเสียของหม้อน้ำรถยนต์เทียบกับระยะทางที่ใช้.....	38
ใบข่องหม้อน้ำรถยนต์ที่อัตราอากาศในหลอดโดยมวล 2.417 กิโลกรัมต่ำกวินาที	
รูปที่ 5 - 13 ค่าความดันอากาศสูญเสียของหม้อน้ำรถยนต์เทียบกับอัตรา.....	40
อากาศในหลอดโดยมวลที่อัตราหน้าในหลอดโดยมวล 0.565 กิโลกรัมต่ำกวินาที	
รูปที่ 5 - 14 ค่าความดันอากาศสูญเสียของหม้อน้ำรถยนต์เทียบกับอัตรา.....	40
อากาศในหลอดโดยมวลที่อัตราหน้าในหลอดโดยมวล 0.970 กิโลกรัมต่ำกวินาที	
รูปที่ 5 - 15 ค่าความดันอากาศสูญเสียของหม้อน้ำรถยนต์เทียบกับอัตรา.....	41
อากาศในหลอดโดยมวลที่อัตราหน้าในหลอดโดยมวล 1.374 กิโลกรัมต่ำกวินาที	
รูปที่ 5 - 16 ค่าความดันอากาศสูญเสียของหม้อน้ำรถยนต์เทียบกับอัตรา.....	41
อากาศในหลอดโดยมวลที่อัตราหน้าในหลอดโดยมวล 1.778 กิโลกรัมต่ำกวินาที	

ศูนย์วิทยทรัพยากร จุฬาลงกรณ์มหาวิทยาลัย