

RSKC

THE 1st RAJAMANGALA SAKON NAKHON
CONFERENCE



การประชุมวิชาการระดับชาติราชมณฑลสกลนคร

17-19 พฤษภาคม 2561

ครั้งที่
1

นวัตกรรม

สร้างสรรค์สังคมอย่างยั่งยืน



ณ ห้องประชุมราชมณฑล

มหาวิทยาลัยเทคโนโลยีราชมงคลอีสาน วิทยาเขตสกลนคร

สารบัญ

เรื่อง	หน้า
การศึกษาเชิงทดลองการถ่ายเทความร้อนของท่อความร้อนแบบสั่นวกรอบชนิดเกลียวขดที่ติดตั้ง วาล์วกันกลับ ธีรพัฒน์ ชมภูคำ	A-12
การเพิ่มประสิทธิภาพของกระบวนการผลิตอาหารและการจัดวางอาหารบนถาดสำหรับครัวร้อน ของฝ่ายครัว การบินไทย นริศรา อาริยะ	A-13
เครื่องวัดคลื่นไฟฟ้าของกล้ามเนื้อหัวใจโดยไม่โครคอนโทลเลอร์ นิธิโรจน์ พรสุวรรณเจริญ	A-14
เครื่องตัดลำต้นมันสำปะหลังแบบติดตั้งระบบมัดรวมลำต้น นิรุต อ่อนสูง	A-15
อิทธิพลของความดันสำหรับการเชื่อมแบบเสียดทานด้วยโลหะต่างชนิดกัน นิรุต อ่อนสูง	A-16
ผลของการเคลือบโพลีบิวทีลีนซักซิเนทบนกระดาศานอ้อยต่อคุณสมบัติความต้านทานแรงดึง บัณฑิต บุญขาว	A-17
การทดลองควบคุมสัญญาณความต่างศักย์ไฟฟ้าขาออกของวงจรตัวต้านทาน - ตัวเก็บประจุ ด้วยการใช้เทคนิคฮาร์ดแวร์ในวงรูป ปิจิราวุธ เวียงจันทา	A-18
การจัดตารางเดินรถประจำทางและกำหนดตารางเวลาที่เหมาะสม เพื่อรองรับการขยายตัวของ เขตเศรษฐกิจพิเศษในจังหวัดนครพนม พรทิศา งามะพันธ์	A-19
การปรับปรุงกระบวนการผลิตเพื่อลดเวลาที่สูญเสียในกระบวนการผลิตแบบยัดสำเร็จรูป ภาณิชา สัตนาโค	A-20
ศึกษาและออกแบบพัฒนาเครื่องผลิตเศษใยและขุยมะพร้าว ภาณิชา สัตนาโค	A-21
การเพิ่มสมรรถนะการถ่ายเทความร้อนภายในช่องสี่เหลี่ยมผืนผ้าโดยใช้ครีบริบตัววี 60 องศา Heat Transfer Enhancement in a Rectangular Channel with 60o V-Shaped Ribs ภาณุวัฒน์ หุ่นพงษ์	A-22
ผลของเครื่องยนต์แก๊สโซลีนที่ใช้น้ำมันเชื้อเพลิงต่างชนิดกัน มงคล มีแสง	A-23
การออกแบบสายอากาศไมโครสตริปย่านความถี่ 850 MHz และ 2.1 GHz สำหรับโทรศัพท์ไร้สาย มีชัย แจ่มใส	A-24
การเพิ่มประสิทธิภาพของกระบวนการจัดอาหารบนถาดในการผลิตอาหารของครัวการบินไทย ยิษฐา อุดแจ้ง	A-25

การเพิ่มสมรรถนะการถ่ายเทความร้อนภายในช่องสี่เหลี่ยมผืนผ้าโดยใช้ครีบริบตัววี 60 องศา Heat Transfer Enhancement in a Rectangular Channel with 60° V-Shaped Ribs

สุภัทรชัย สุวรรณพันธ์¹, ภาณุวัฒน์ หุ่นพงษ์², พงษ์เจต พรหมวงศ์³ และ สมพล สกกุลหล่ง^{4,*}

¹สาขาวิชาวิศวกรรมเครื่องกล คณะวิศวกรรมศาสตร์ มหาวิทยาลัยเทคโนโลยีราชมงคลธัญบุรี วิทยาเขตขอนแก่น
150 หมู่ 6 ถนนศรีจันทร์ ตำบลในเมือง อำเภอเมืองขอนแก่น จังหวัดขอนแก่น 40000

²สาขาเทคโนโลยีอุตสาหกรรม คณะเทคโนโลยีอุตสาหกรรม มหาวิทยาลัยราชภัฏเทพสตรี
321 ตำบลทะเลชุบศร อำเภอเมือง จังหวัดลพบุรี 15000

³สาขาวิชาวิศวกรรมเครื่องกล คณะวิศวกรรมศาสตร์ สถาบันเทคโนโลยีพระจอมเกล้าเจ้าคุณทหารลาดกระบัง
ซอยฉลองกรุง 1 ถนนฉลองกรุง เขตลาดกระบัง กรุงเทพมหานคร 10520

⁴กลุ่มวิจัยระบบพลังงาน ภาควิชาวิศวกรรมเครื่องกล คณะวิศวกรรมศาสตร์ศรีราชา มหาวิทยาลัยเกษตรศาสตร์ วิทยาเขตศรีราชา
199 หมู่ 6 ถนนสุขุมวิท ตำบลทุ่งสุขลา อำเภอศรีราชา จังหวัดชลบุรี 20230

*ผู้ติดต่อ: sfengsps@src.ku.ac.th, sompol@eng.src.ku.ac.th

บทคัดย่อ

งานวิจัยนี้ได้ทำการศึกษาการเพิ่มสมรรถนะการถ่ายเทความร้อนภายในช่องรูปสี่เหลี่ยมผืนผ้าที่สภาวะการถ่ายเทความร้อนที่ผิวแบบคงที่ โดยมีการติดตั้งครีบริบตัววีทำมุม 60 องศา ที่สัดส่วนความสูงครีบริบต่อความสูงของช่องขนาน ($BR=e/H$) เท่ากับ 0.1, 0.2 และ 0.3 มีสัดส่วนระยะพิทตต่อสัดส่วนความสูงของช่องขนาน (P/H , PR)=2 โดยทำการทดลองที่สภาวะการถ่ายเทความร้อนที่ผิวแบบคงที่ ในการทดลองและใช้อากาศเป็นของไหลในการทดสอบซึ่งอยู่ในรูปของค่าเลขเรโนลด์ ซึ่งช่วงเลขเรโนลด์จะอยู่ในช่วง 5000–23,000 และในการทดสอบมีการเปรียบเทียบผลของท่อผนังเรียบและท่อที่มีการติดตั้งครีบริบที่มีขนาดสัดส่วนความสูงต่างๆ ในพจน์ของเลขนัสเซลท์ (Nu) และตัวประกอบเสียดทาน (f) เพื่อศึกษาหาผลการเพิ่มสมรรถนะการถ่ายเทความร้อนที่มีการติดตั้งครีบริบที่สัดส่วนความสูงต่างๆ โดยจากการศึกษาพบว่าครีบริบที่สัดส่วนความสูงครีบริบต่อความสูงของช่องขนาน (e/H) เท่ากับ 0.2 จะให้ค่าการเพิ่มสมรรถนะการถ่ายเทความร้อนสูงที่สุดโดยจะให้ค่าสมรรถนะการถ่ายเทความร้อนสูงถึง 1.31

คำหลัก: การถ่ายเทความร้อน, ตัวเลขนัสเซลท์, ตัวประกอบเสียดทาน, ครีบริบตัววี

Abstract

This article presents an experimental study on heat transfer enhancement in a constant heat fluxed rectangular channel with 60° V-shaped ribs. Several V-shaped rib characteristics were introduced such as rib-to-channel height ratio ($e/H=0.1, 0.2$ and 0.3), rib pitch to channel height ratio ($PR=P/H=2.0$). The study was conducted by varying the airflow rate through the tested rectangular channel with the 60° V-shaped ribs for Reynolds number from 5000 to 23,000. Various relative rib heights and pitches were tested to investigate the effect of the 60° V-shaped ribs at on heat transfer and pressure drop. Heat transfer and pressure drop were presented in terms of Nusselt number and friction factor respectively. The results have shown that the highest heat transfer enhancement was at $e/H=0.2$ is about 1.31.

Keywords: Heat transfer, Nusselt number, Friction factor, V-shaped rib

1. บทนำ

ในปัจจุบันเมืองไทยมีกระบวนการอุตสาหกรรมต่างๆ เป็นจำนวนมากซึ่งในกระบวนการอุตสาหกรรมนั้นจะมีการอาศัยปัจจัยการเพิ่มอัตราการถ่ายเทความร้อนภายในท่อผิวเรียบด้วยเทคนิคและวิธีการต่างๆ และวิธีที่ได้ผลดีมากที่สุดนั้นเป็นวิธีการติดตั้งครีบริบหรือแผ่นกั้นบนผนังภายในท่อเพื่อให้เกิดการไหลแบบปั่นป่วนโดยจะส่งผลทำให้การเพิ่มอัตราการ

ถ่ายเทความร้อนสูงขึ้นแต่อย่างไรก็ตามก็จะทำให้เกิดค่าตัวประกอบเสียดทานเพิ่มสูงขึ้นตามมามีด้วย ดังนั้นวิธีการเพิ่มการถ่ายเทความร้อนจึงเป็นวิธีที่มีการนำมาประยุกต์กับอุปกรณ์ทางด้านวิศวกรรม เช่น ในระบบเครื่องแลกเปลี่ยนความร้อน เพื่อช่วยให้ขนาดเล็กลง และในระบบปรับอากาศ เป็นต้น

วิชญ์ อำไพจิตรและคณะ [1] ได้ทำการศึกษาการเพิ่มสมรรถนะในการถ่ายเทความร้อนในท่อสี่เหลี่ยมที่มีครีบริบ

สามเหลี่ยมและปีกโดยการทำการทดลองที่สภาวะผิวเป็นแบบฟลักซ์ความร้อนที่ผิวคงที่และของไหลที่ใช้ในการทดลองคืออากาศและมีค่าตัวเลขเรย์โนลด์อยู่ในช่วง 4,000 ถึง 25,000 ทำการเปรียบเทียบผลของกรณีท่อสี่เหลี่ยมมีผนังเรียบกับท่อสี่เหลี่ยมที่มีครีบริบที่ผิวบนและผิวล่างและท่อสี่เหลี่ยมที่มีครีบริบที่ผิวบน-ล่างและมีการติดตั้งปีกที่ทางเข้าของท่อทดสอบ โดยทำการจัดวางครีบริบบนมีแนวเดียวกัน เพื่อพิจารณาความสัมพันธ์การถ่ายเทความร้อนและค่าตัวประกอบเสียดทานจากการทดลองพบว่าท่อที่มีการใส่ครีบริบและหรือติดตั้งปีกที่ทางเข้าให้ค่าสัมประสิทธิ์การถ่ายเทความร้อนและค่าตัวประกอบเสียดทานเพิ่มสูงมากขึ้นเมื่อทำการเปรียบเทียบกับท่อสี่เหลี่ยมที่มีผนังเรียบและท่อสี่เหลี่ยมที่มีครีบริบอย่างเดียว พบว่าท่อสี่เหลี่ยมที่มีครีบริบและมีการติดตั้งปีกที่ทางเข้าของท่อสี่เหลี่ยมให้ผลการถ่ายเทความร้อนที่ดีที่สุด

จิตกร กนกนัยการและคณะ [2] งานวิจัยนี้ได้ทำการศึกษาการเพิ่มการถ่ายเทความร้อนของเครื่องแลกเปลี่ยนความร้อนด้วยช่องขนานที่มี ครีบริบหักโดยการทำการทดลองที่สภาวะการถ่ายเทความร้อนที่ผิวแบบคงที่ (constant heat flux) ในการทดลอง โดย ปรับใช้ความเร็วลมหลายๆ ค่าในช่วงเลขเรย์โนลด์ $Re = 5000-25,000$ และทำการเปรียบเทียบผลของช่องขนาน ที่มีผนังเรียบ ช่องขนานที่มีครีบริบหัก โดยทำมุม 60, 45, 30 และครีบริบตรง 90 องศา สัดส่วนระยะพิชิตต่อความสูงช่อง ขนาน $PR=3$ และสัดส่วนความสูงครีบริบต่อความสูงช่องขนาน $e/H=0.3$ โดยติดครีบริบที่ผิวบนของช่องขนาน เพื่อ พิจารณาค่าการถ่ายเทความร้อนโดยแสดงในเทอมของเลขนัสเซลท์ (Nusselt number) และการสูญเสียความดันโดย แสดงในเทอมของตัวประกอบเสียดทาน (friction factor) จากการทดลองพบว่าชุดทดลองที่มีครีบริบกหักทำมุม 60 องศา ให้ค่าการถ่ายเทความร้อนและค่าตัวประกอบเสียดทานสูงสุด ตามด้วยช่องขนานที่มีครีบริบกหักมุม 45, 30 และครีบริบตรง 90 องศา โดยแสดงในรูปความสัมพันธ์ระหว่างอัตราส่วนเลขนัสเซลท์ต่อเลขนัสเซลท์ของท่อที่มีผนังเรียบเป็น 4.48, 3.93, 3.43 และ 1.78 เท่า สำหรับครีบริบกหักมุม 60, 45, 30 และครีบริบตรง 90 องศา แต่ค่าตัวประกอบเสียดทานก็มีความด้วยเช่นกันโดยแสดงในรูปความสัมพันธ์ระหว่างอัตราส่วนตัวประกอบเสียดทานต่อตัวประกอบเสียดทานของท่อที่มีผนังเรียบเป็น 19.58, 13.83, 8.43 และ 7.53 เท่า สำหรับครีบริบกหักมุม 60, 45, 30 และครีบริบตรง 90 องศา

สุริยา โชคเพิ่มพูนและคณะ [3] ได้ทำการศึกษาการถ่ายเทความร้อนและการสูญเสียความดันในช่องขนานที่มีอากาศเป็นของไหลทดสอบในสภาวะที่ผิวแบบ ฟลักซ์ความร้อนคงที่โดยใช้ครีบริบสี่เหลี่ยมตัววี โดยมีสัดส่วนความสูงครีบริบต่อความสูงช่องขนาน (e/H) เท่ากับ 0.4, 0.3 และ 0.2 มีสัดส่วนระยะพิชิตต่อความสูงช่องขนาน(P/H , PR) เท่ากับ 2 ซึ่งการ

ทดลองใช้ความเร็วอากาศเป็นของไหลในการทดลองและมีช่วงเลขเรย์โนลด์เท่ากับ 5000 ถึง 23,000 จากนั้นผลการทดสอบที่ได้พบว่าที่ค่า (e/H) เท่ากับ 0.2 จะให้ค่าสมรรถนะความร้อนสูงสุด (η) เท่ากับ 1.25.

ภาณุวัฒน์ หุ่นพงษ์และคณะ [4] ได้ทำการศึกษาการถ่ายเทความร้อนและการสูญเสียความดันในช่องขนานที่มีการติดตั้งครีบริบสี่เหลี่ยมรูปตัววี โดยใช้อากาศเป็นของไหลในการทดสอบในสภาวะแบบฟลักซ์ความร้อนที่ผิวคงที่ ครีบริบสี่เหลี่ยมรูปตัววีทำมุมปะทะเท่ากับ 30 องศา ซึ่งตามทิศทางการไหลติดตั้งที่ผิวล่างของส่วนทดสอบใช้เพื่อสร้างการหมุนกลับและการหมุนซ้ำมีสัดส่วนความสูงครีบริบต่อความสูงช่องขนาน (e/H) เท่ากับ 0.2, 0.3 และ 0.4 มีสัดส่วนระยะพิชิตตามยาวต่อความสูงช่องขนาน (P/H) เท่ากับ 1 โดยสัดส่วนความกว้างต่อความสูงช่องเท่ากับ 10 และการทดลองใช้ความเร็วการไหลของอากาศในระดับต่างๆ ที่ค่าเลขเรย์โนลด์(Re) อยู่ในช่วง 5000 ถึง 23,000 จากนั้นทำการเปรียบเทียบการถ่ายเทความร้อนในพจน์ของเลขนัสเซลท์(Nu) และการสูญเสียความดันในรูปตัวประกอบเสียดทาน (f) เมื่อทำการเปรียบเทียบพบว่าที่ค่า (e/H) ต่างพบว่าที่ค่า (e/H) เท่ากับ 0.2 จะให้ค่าสมรรถนะความร้อนสูงสุดเท่ากับ 1.35

2. ทฤษฎี

การทดลองนี้เพื่อศึกษาการเพิ่มการถ่ายเทความร้อนในรูปเลขนัสเซลท์ (Nusselt Number) และการสูญเสียความดันในรูปตัวประกอบเสียดทาน (Friction Factor) โดยมีทฤษฎีที่ใช้ในการคำนวณดังต่อไปนี้

เส้นผ่านศูนย์กลางไฮดรอลิก (Hydraulic Diameter: D_h)

$$D_h = 4A/P \quad (1)$$

โดยที่ A คือ พื้นที่หน้าตัดของช่องขนาน, m^2

P คือ ความยาวของเส้นรอบรูปช่องขนาน, m

เลขเรย์โนลด์ (Reynolds Number: Re)

$$Re = \frac{\rho V D_h}{\mu} \quad (2)$$

โดยที่ ρ คือ ความหนาแน่นของของไหล, kg/m^3

V คือ ความเร็วเฉลี่ยของของไหล, m/s

D_h คือ เส้นผ่านศูนย์กลางไฮดรอลิก, m

μ คือ ความหนืดสัมบูรณ์ของของไหล, $kg/m.s$

ตัวประกอบเสียดทาน (Friction Factor: f)

$$f = \frac{2}{(L/D_h)} \cdot \frac{\Delta P}{\rho U^2} \quad (3)$$

โดยที่ ΔP คือ ความดันตกคร่อม, Pa

L คือ ความยาวช่วงที่ทำการทดลอง, m

U คือ ความเร็วเฉลี่ยของของไหล, m/s

เลขนัสเซลท์ (Nusselt Number: Nu)

$$Nu = \frac{hD_h}{k} \quad (4)$$

โดยที่ h คือ ค่าสัมประสิทธิ์การพาความร้อน, $W/m^2 \cdot K$

k คือ ค่าสัมประสิทธิ์การนำความร้อน, $W/m \cdot K$

สมรรถนะการถ่ายเทความร้อน (TEF)

$$TEF = \left(\frac{Nu}{Nu_0} \right) \cdot \left(\frac{f}{f_0} \right)^{-1/3} \quad (5)$$

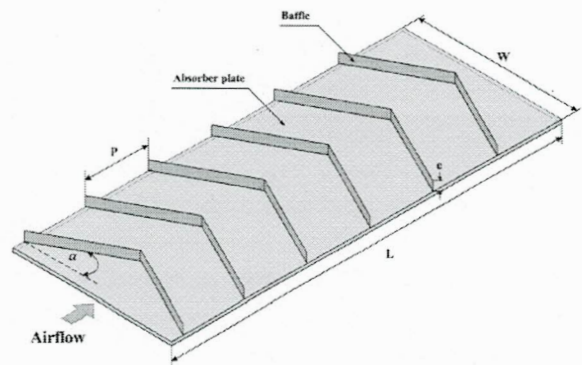
โดยที่ Nu_0 คือ เลขนัสเซลท์ของท่อที่มีผนังเรียบ

f_0 คือ ตัวประกอบเสียดทานของท่อผนังเรียบ

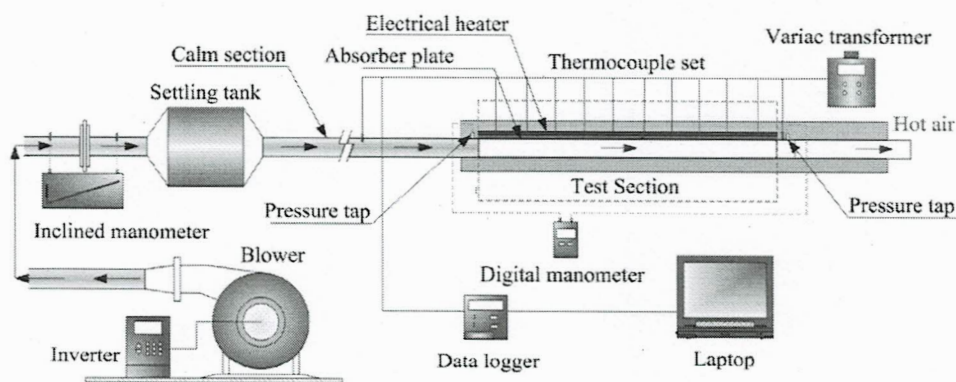
3. อุปกรณ์การทดลอง

รูปที่ 1 แสดงลักษณะของครีและตัวแปรต่างๆ ของครีโดยวัสดุที่ใช้ทำครีใช้อลูมิเนียมมีความหนาเท่ากับ 0.3 มิลลิเมตรติดกับแผ่นทดสอบและรูปที่ 2 ด้านล่างเป็นอุปกรณ์ที่ใช้ในการทดลองซึ่งประกอบด้วยอุปกรณ์ต่างๆ โดยใช้พัดลม (blower) ขนาดพิกัด 1.5 kW เป็นแหล่งกำเนิดลม ซึ่งควบคุมปริมาณลมไหลเข้าชิ้นงานทดสอบโดยการปรับอินเวอร์เตอร์ โดยปริมาณลมแต่ละครั้งของการทดสอบจะถูก

กำหนดโดยค่าความดันตกคร่อมผ่าน orifice อากาศที่ไหลผ่านเข้าสู่ชุดทดลองจะต้องไหลผ่านกล่อง ลม ซึ่งมีหน้าที่จัดระเบียบการไหลของอากาศให้มีการไหลปั่นป่วนน้อยที่สุดและให้ไหลผ่านท่อปรับสภาพการไหลเพื่อให้อากาศที่ไหลก่อนเข้าสู่ชุดทดลองมีลักษณะเป็น fully develop และไหลเข้าชิ้นงานทดสอบ (test section) ชิ้นงานที่ทดสอบประกอบด้วยช่องขนานอลูมิเนียมที่มีครีตัววี ขนาดกว้าง (W) 0.30 เมตร ยาว (L) 0.40 เมตร และระยะความสูงของช่องขนาน (H) กว้าง (t) เท่ากับ 0.3 มิลลิเมตร และระยะพิทช์ (P) คงที่เท่ากับ 90 มิลลิเมตร โดยแผ่นช่องขนานดังกล่าว ถูกทำให้ร้อนด้วย heater ไฟฟ้าขนาด 1,000 วัตต์ โดยอุณหภูมิอากาศที่ไหลเข้าออกและอุณหภูมิผิวภายในถูกวัดด้วยเทอร์โมคัปเปิล type K จำนวนรวม ทั้งสิ้น 12 จุด โดยบันทึกค่าที่วัดได้ลงอุปกรณ์ FLUKE 2680A ส่วนค่าความดันตกคร่อมผ่านช่องขนานตรวจบันทึกค่าที่วัดได้ลงอุปกรณ์ TESTO 1445 ชิ้นงานที่ใช้ทดสอบจะต้องมีการหุ้มฉนวนกันความร้อนเพื่อป้องกันการสูญเสียความร้อนจากแผ่น heater ไหล ออกสู่บรรยากาศภายนอก



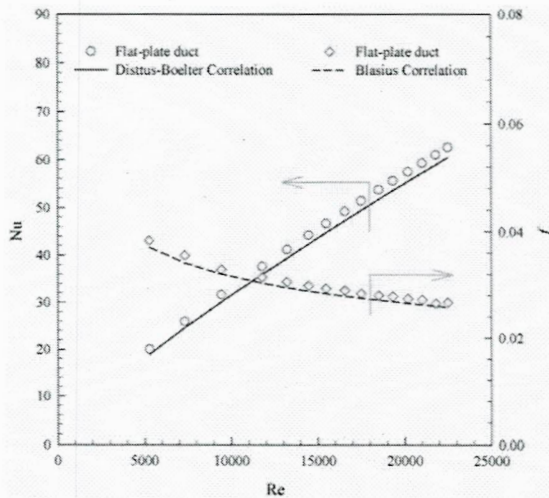
รูปที่ 1 แสดงลักษณะของครีและตัวแปรต่างๆ ของครี



รูปที่ 2 อุปกรณ์และชุดทดลอง

4. ผลการทดลอง

การทดลองได้ทำการศึกษาผลของการถ่ายเทความร้อน การสูญเสียความดันและการเพิ่มสมรรถนะการเพิ่มการถ่ายเทความร้อนที่ได้จากการเพิ่มความสูงครีบท่อความสูงช่องขนาน ($BR=e/H$) เท่ากับ 0.1, 0.2 และ 0.3 โดยการพิจารณาจากการทดสอบท่อผนังเรียบกับสหสัมพันธ์ของ Dittus-Boelter และ Blasius [5] ในช่วงการไหลแบบปั่นป่วนดังรูปที่ 3 พบว่าค่าคลาดเคลื่อนอยู่ในช่วง 5 เปอร์เซ็นต์



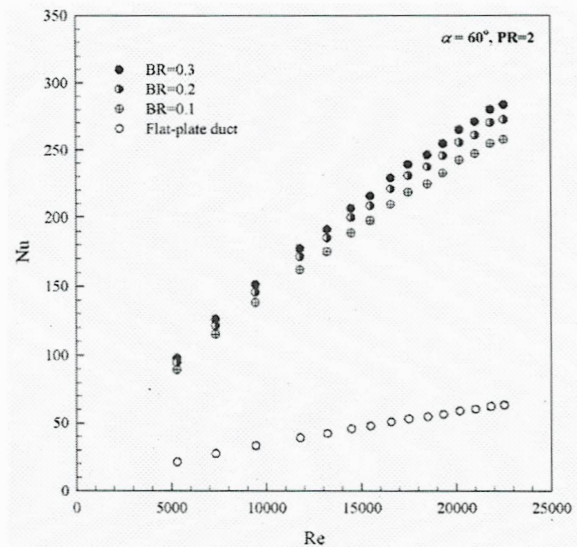
รูปที่ 3 สหสัมพันธ์ของ Dittus-Boelter และ Blasius

รูปที่ 4 ความสัมพันธ์ระหว่างเลขนัสเซลท์กับเลขเรย์โนลด์ พบว่าเมื่อเลขเรย์โนลด์เพิ่มขึ้นให้ค่าเลขนัสเซลท์เพิ่มขึ้น เช่นเดียวกัน ครีบริบตัววีให้ค่าเลขนัสเซลท์เพิ่มมากขึ้นเมื่อเปรียบเทียบกับผนังเรียบเนื่องจากตัวสร้างการปั่นป่วนแบบ ครีบริบตัววีส่งผลต่อการลดความหนาของชั้นขอบเขตและทำให้เกิดการสร้างการปั่นป่วนซ้ำใหม่ (flow redevelopment) กรณีครีบริบตัววี ที่ ($BR=e/H$) เท่ากับ 0.3, 0.2 และ 0.1 จะให้ค่าเลขนัสเซลท์สูงกว่าผนังเรียบตามลำดับ

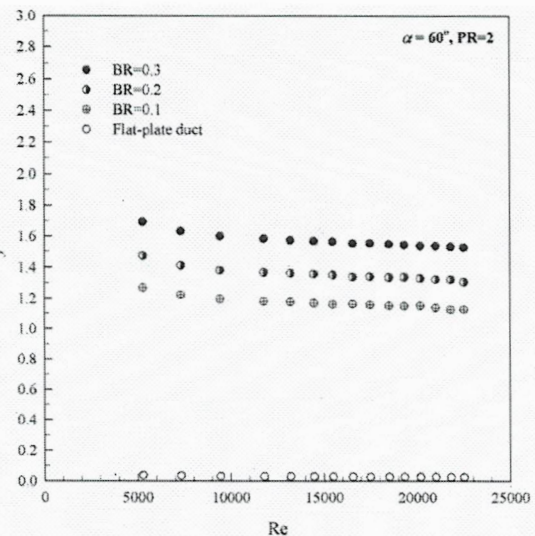
รูปที่ 5 ความสัมพันธ์ระหว่างค่าความดันสูญเสียในเทอมของตัวประกอบเสียดทานกับเลขเรย์โนลด์กรณีที่มีการเพิ่มความสูงครีบท่อความสูงช่องขนาน($BR=e/H$) ที่ปลอกต่างๆ จากการทดลองพบว่าในช่วงการไหลปั่นป่วนครีบท่อ ($BR = 0.3$) จะให้ค่าตัวประกอบเสียดทานมากที่สุดโดยจะมีค่า $BR = 0.2$ และ 0.1 ค่อยๆ ลดลงตามลำดับ ซึ่งจะให้ค่าตัวประกอบเสียดทานมากกว่าท่อผนังเรียบด้วยเช่นเดียวกัน

รูปที่ 6 แสดงความสัมพันธ์ระหว่างอัตราส่วน เลขนัสเซลท์จากการทดลองพบว่าอัตราส่วนเลขนัสเซลท์ต่อ เลขนัสเซลท์ของผนังเรียบค่อนข้างคงที่เมื่อเลขเรย์โนลด์มีค่า เพิ่มขึ้น ซึ่งที่ค่า BR เท่ากับ 0.3 จะให้ค่าอัตราส่วนเลขนัสเซลท์ สูงสุดตามด้วย BR เท่ากับ 0.2 และ 0.1 ตามลำดับ โดยมีค่า

อัตราส่วนเลขนัสเซลท์เฉลี่ยมากกว่าท่อผนังเรียบ 4.63, 4.56 และ 4.26 เท่า



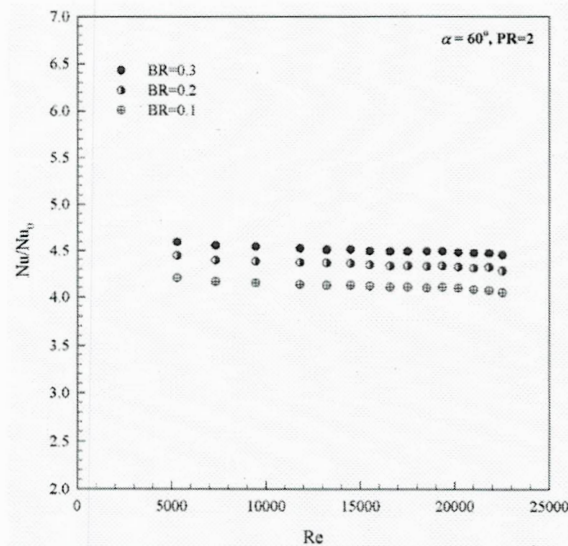
รูปที่ 4 ความสัมพันธ์ระหว่างเลขนัสเซลท์กับเลขเรย์โนลด์



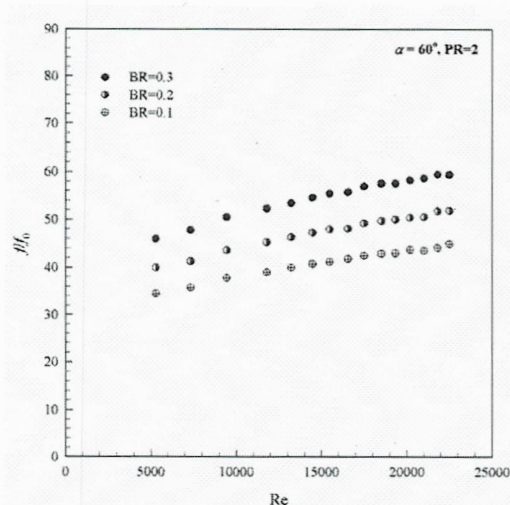
รูปที่ 5 ความสัมพันธ์ระหว่างค่าตัวประกอบเสียดทานกับเลขเรย์โนลด์

รูปที่ 7 แสดงความสัมพันธ์ระหว่างอัตราส่วนตัวประกอบเสียดทาน พบว่าอัตราส่วนตัวประกอบเสียดทานกรณีทดสอบต่อตัวประกอบเสียดทานของผนังเรียบมีแนวโน้มสูงขึ้นเมื่อเลขเรย์โนลด์เพิ่มขึ้น โดยที่ BR เท่ากับ 0.3 จะให้ค่าอัตราส่วนตัวประกอบเสียดทานสูงที่สุดและตามมาด้วย BR ที่ 0.2 และ 0.1 ตามลำดับ ซึ่งมีอัตราส่วนตัวประกอบเสียดทานเฉลี่ยมากกว่าผนังเรียบเท่ากับ 59.23, 51.72 และ 44.82 เท่า ในขณะที่ค่าสมรรถนะการเพิ่มการถ่ายเทความร้อนกับเลขเรย์

โนลต์แสดงในรูปที่ 8 พบว่าที่ค่าสมรรถนะการเพิ่มการถ่ายเทความร้อนมีแนวโน้มลดลงเมื่อเลขเรย์โนลต์เพิ่มขึ้น โดยที่ BR เท่ากับ 0.2 จะให้ค่าสมรรถนะการเพิ่มการถ่ายเทความร้อนสูงที่สุดโดยให้ค่าสมรรถนะการเพิ่มการถ่ายเทความร้อนสูงถึง 1.31



รูปที่ 6 ความสัมพันธ์ระหว่างอัตราส่วนเลขนัสเซลท์

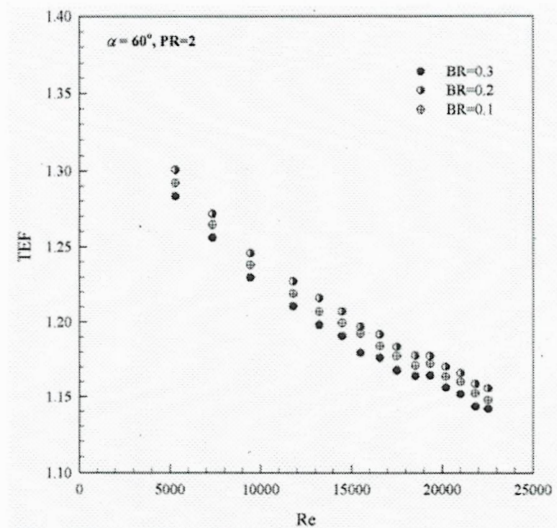


รูปที่ 7 ความสัมพันธ์ระหว่างอัตราส่วนตัวประกอบเสียดทาน

5. สรุปผลการทดลอง

การศึกษาการเพิ่มสมรรถนะการถ่ายเทความร้อนที่มีผลต่อการติดตั้งครีบบีบที่ความสูงครีบบีบ BR ต่างๆ จะให้ค่าการถ่ายเทความร้อนได้ดีกว่ากรณีท่อผนังเรียบและให้ค่าการเพิ่มสมรรถนะการถ่ายเทความร้อนสูงกว่าท่อผนังเรียบด้วยเช่นกัน โดยค่า BR ที่ให้ค่าการเพิ่มสมรรถนะการถ่ายเทความร้อนสูง

ที่สุดคือ BR เท่ากับ 0.2 ซึ่งจะมีค่าเท่ากับ 1.31 สูงกว่า BR เท่ากับ 0.1 และ 0.3 ตามลำดับ



รูปที่ 8 ความสัมพันธ์ระหว่างสมรรถนะการเพิ่มการถ่ายเทความร้อนกับเลขเรย์โนลต์

6. เอกสารอ้างอิง

- [1] วิษณุ อำไพจิตร, จำลอง ปราบแก้ว และ พงษ์เจต พรหมวงศ์ (2551). การเพิ่มการถ่ายเทความร้อนในท่อสี่เหลี่ยมโดยใช้ครีบบีบและปีก, การประชุมวิชาการเครือข่ายวิศวกรรมเครื่องกลแห่งประเทศไทยครั้งที่ 22, 15-17 ตุลาคม 2551. หน้า 335-340.
- [2] จิตกร กนกนัยการ, ทวี เทศเจริญ และ พงษ์เจต พรหมวงศ์ (2552). อิทธิพลของมุมเอียงของครีบบีบต่อการถ่ายเทความร้อนในช่องขนานที่มีครีบบีบหัก, การประชุมวิชาการเครือข่ายวิศวกรรมเครื่องกลแห่งประเทศไทย ครั้งที่ 23, 4-7 พฤศจิกายน 2552.
- [3] สุริยา โชคเพิ่มพูน, ณัฏวิภา เจียรระโนวชิระ และ พงษ์เจต พรหมวงศ์ (2554). การเพิ่มการถ่ายเทความร้อนในท่อขนานโดยการติดตั้งครีบบีบสี่เหลี่ยมตัววี, การประชุมวิชาการเครือข่ายพลังงานแห่งประเทศไทย ครั้งที่ 7, 3-5 พฤษภาคม 2554, หน้า 243-248.
- [4] ภาณุวัฒน์ หุ่นพงษ์, อำนาจ คณะรัฐ และ พงษ์เจต พรหมวงศ์ (2554). พฤติกรรมความร้อนในเครื่องแลกเปลี่ยนแบบช่องขนานที่มีการติดตั้งครีบบีบสี่เหลี่ยมรูปตัววี, การประชุมวิชาการมหาวิทยาลัยขอนแก่น, 27-29 มกราคม 2554, หน้า 535-540.
- [5] Incropera, F.P. Dewitt, D.P. Bergman, T.L. Lavine, A.S. (2007). Fundamentals of heat and mass transfer, 6th edition, John Wiley & Sons Inc.