



มหาวิทยาลัยเทคโนโลยีพระจอมเกล้าธนบุรี คณะครุศาสตร์อุตสาหกรรมและเทคโนโลยี ภาควิชาครุศาสตร์เครื่องกล การสอบกลางภาคเรียนที่ 1/2554

วิชา MTE 446 Thermal System Design สอบวันที่ 25 กรกฎาคม 2554 ป.ตรี ซั้นปีที่ 4 ก,ข เวลา 13.00-16.00 น.

คำแนะนำ

- 1. ข้อสอบมีทั้งหมด 2 ตอน ให้ทำทุกข้อ ทำลงในข้อสอบ ทั้งด้านหน้าและด้านหลังกระดาษ
- 2. อนุญาตให้ใช้เครื่องคำนวณตามระเบียบมหาวิทยาลัย ฯ
- 3. ไม่อนุญาตให้นำเอกสาร และตำราเข้าห้องสอบ
- 4. ข้อมูลต่าง ๆ เพียงพอในการทำข้อสอบแล้ว

ชื่อ	นามสกุล	รหัสประจำตัว	เลขที่	
	เมื่อนักศึกษาทำข้อสอบเสร็	ร์จ ต้องยกมือบอกกรรมการคุมส	อบ	

เพื่อขออนุญาตออกนอกห้องสอบ ห้ามนักศึกษานำข้อสอบและกระดาษคำตอบออกนอกห้องสอบ นักศึกษาที่ทุจริตในการสอบ อาจถูกพิจารณาโทษสูงสุดให้พ้นสภาพการเป็นนักศึกษา

> รองศาสตราจารย์ ทวีวัฒน์ สุภารส ผู้ออกข้อสอบ

สำหรับคณะกรรมการการประเมินข้อสอบของภาควิชา ฯ

ข้อสอบวิชา MTE 446 Thermal System Design นี้ได้ผ่านการตรวจสอบจากคณะกรรมการการ ประเมินข้อสอบแล้ว และให้ใช้เป็นข้อสอบกลางภาคเรียนที่1/2554 ได้

> (ผศ.ตร. อนุศิษฎ์ อันมานะตระกูล) ประธานคณะกรรมการการประเมินข้อสอบของภาควิชาครุศาสตร์เครื่องกล

> > MTE 446 Thermal System design 1/2554 Page 1

		 	ATTACK TO A STATE OF THE PARTY
do	นามสกุล	5 2 2 2 2 2 2 2 2 2 2	Mark Control of the C
Je	นามสกุล	 วหสบวะขาดว	······································
			PR PROFESSION OF STREET

ตอนที่ 1 จงเลือกคำตอบที่ถูกต้องที่สุด และทำเครื่องหมายกากบาท (X)ในกระดาษกาตอบ (พื่อละ โคะแนน) " ข้อที่ 1 เกณฑ์ของการประกอบความสำเร็จด้านการออกแบบระบบความร้อน คืออะไร

- ก. กำไร
- ข. อัตราผลตอบแทน
- ค. ประสิทธิภาพของระบบ
- ง. ข้อ ก. และข้อ ข. ถูกต้อง
- จ. ถูกทุกข้อ

ข้อที่ 2 น้ำอุณหภูมิ 25°C ไหลภายในท่อขนาดเส้นผ่านศูนย์กลาง 25 มม. ด้วยความเร็ว 3 เมตร/วินาที ความยาวท่อ 80 เมตร ระบบท่อมีค่าเฮดความดันที่เพิ่มขึ้นเท่ากับ 300 เมตร จงคำนวณหากำลังงานของระบบ

- n. 43.33 kW
- ข. 433.33 kW
- ค. 4.33 kW
- 4. 34.33 kW
- 0.346.71 kW

ข้อที่ 3 น้ำอุณหภูมิ 25°C ไหลภายในท่อประปาขนาดเส้นผ่านศูนย์กลาง 25 มม. ด้วยความเร็ว 10 เมตร/วินาที ท่อมีค่า k=0.50 ความยาวท่อ 300 เมตร จงคำนวณหาความคันสูญเสียรองของระบบ

- ก. 203.87 เมตร
- ข. 254.30 เมตร
- ค. 20.38 เมศร
- ง. 25.40 เมตร
- ข. 2.54 เมตร

ข้อที่ 4 เครื่องอัดอากาสมีจำนวน สเตจการทำงานหนึ่งขั้น ปริมาตรลมอัด 500 cfm ดูดอากาศที่ความดันบรรยากาศ ความดันอากาศอัดที่ออกจากระบบ 8 บรรยากาศ จงคำนวณหาแรงบ้าเครื่องอัดอากาศ

- ก. 87.90 แรงม้า
- ข. 9.87 แรงม้า
- ค. 8.79 แรงม้า
- ง. 89.70 แรงม้า
- จ. 68.75 แรงม้า

ข้อที่ 5 น้ำมันร้อนอุณหภูมิ 150°C ความหนาแน่น 785 kg/m³ ค่าความจุความร้อน 2. 68 kJ/kg-C ใหลภายในเครื่อง แลกเปลี่ยนความร้อนขนาคเส้นผ่านศูนย์กลาง 25 มม. ด้วยความเร็ว 5 เมตร/วินาที อุณหภูมิน้ำมันที่ออกจากเครื่อง แลกเปลี่ยนความร้อนเท่ากับ 50°C จงคำนวณหาปริมาณความร้อนที่ถ่ายเท

สสาวิทยาลัยเทคโนโลยีพระจดรแกล้าของเรี

- n. 1340 kW
- 91. 89.35 kW
- ค. 516.35 kW
- 4. 615.35 kW
- 0. 33.50 kW

ข้อที่ 6 ประเภทของพัคลมอุตสาหกรรมที่ใช้งานในปัจจุบันคือ

- ก. พัคลมแบบใบพัคโค้งไปข้างหน้า
- ข. พัดลมแบบใบพัดโด้งไปข้างหลัง
- ค. พัดลมแบบอากาศไหลตามแนวแกน
- ง. พัดลมแบบหมุนเหวี่ยง
- ง. ถูกทุกข้อ

ข้อที่ 7 อากาศใหลในท่อขนาดเส้นผ่านศูนย์กลาง 2 นิ้ว ค้วยความเร็ว 5 m/s อากาศมีความหนาแน่น 1.13 kg/m³ จง คำนวณอัตราการใหลของอากาศ -

- ก. 3.26 ลิตร/นาที
- ข. 197.61 ลิตร/นาที
- ค. 143.61 ถิตร/นาที
- ง. 179.61 ลิตร/นาที่
- 32.9 ถิตร/นาที

ข้อที่ 8 พัคลมแบบไหลตามแนวแกนขนาคใบพัค 25 นิ้ว จ่ายลมได้ 11,00 cfm กำลังขับที่พัคลมต้องการเท่ากับ 3.20 แรงม้า และมีระดับความคังของเสียงขณะทำงานเท่ากับ 80.2 dB เมื่อใบพัดหมุนด้วยความเร็ว 1,550 รอบต่อนาที จง ประมาณค่าอัตราการจ่ายลม เมื่อรอบความเร็วเปลี่ยนไปเป็น 2,525 รอบต่อนาที

- ก. 1971.93 ถูกบาศก์ฟุต/นาที
- ข. 1179.93 ลูกบาศก์ฟุต/นาที
- ค. 1397.91 ถูกบาศก์ฟุต/นาที
- ง. 1791.91 ลูกบาศก์ฟูต/นาที
- จ. 1197.91 ลูกบาศก์ฟูต/นาที่

ข้อที่ 9พัคลมแบบใหลตามแนวแกนขนาคใบพัค 30 นิ้ว จ่ายลมได้ 14,00 cfm กำลังขับที่พัคลมต้องการเท่ากับ 4.51 แรงม้า เมื่อใบพัคหมุนด้วยความเร็ว 1,950 รอบต่อนาที จงประมาณกำลังขับที่พัดลมต้องการ เมื่อรอบความเร็ว เปลี่ยนไปเป็น 3,525 รอบต่อนาที

- ก. 6.64 แรงม้า
- 1179.93 แรงม้า
- ค. 26.64 แรงม้า

- 266.40 แรงม้า
- 62.4 แรงม้า

ข้อที่ 10 พัคลมแบบใหลตามแนวแกนขนาดใบพัค 30 นิ้ว จ่ายลมได้ 14,00 cfm กำลังขับที่พัคลมต้องการเท่ากับ 6.51 แรงม้า เมื่อใบพัคหมุนด้วยความเร็ว 1,350 รอบต่อนาที จงประมาณกำลังขับที่พัคลมต้องการ เมื่อขนาดใบพัคลคลง เหลือ 27 นิ้ว

- ก. 6.64 แรงม้า
- ข. 47.5 แรงม้า
- ค. 7.54 แรงม้า
- 5.74 แรงม้า
- **จ.** 4.75 แรงม้า

ข้อที่ 11 โรงงานทำงาน 24 ชั่วโมงต่อวัน จำนวน 300 วันต่อปี โรงงานเปลี่ยน พัคลมขนาด 50 kW เป็นพัคลม ประสิทธิภาพสูงขนาด 43 kW โรงงานสามารถประหยัดค่าใช้จ่ายไฟฟ้าได้เท่าไรถ้าค่าไฟฟ้าเฉลี่ยเท่ากับ 3.5 บาทต่อ kWb

- ก. 176400 บาท
- ข. 174200 บาท
- ค. 173612 บาท
- ง. 141050 บาท
- ข. 179750 บาท

ข้อที่ 12 การลคอัตราการใหลของพัคลมโคยการหรื่วาล์วมีผลอย่างไรต่อพัดลม

- ก. ไม่มีผลต่อพัดลม
- ข. พลังงานไฟฟ้าของพัดลมเพิ่มขึ้น
- ค. อัตราการใหลของพัดลมเท่าเดิม
- ง. ความคันรวมพัคลมเพิ่มขึ้น
- จ. ถูกทุกข้อ

ข้อที่ 13 จากกราฟสมรรถนะของพัคลมแบบอากาศใหลตามแนวแกน ประสิทธิภาพของพัคลมมีลักษณะอย่างไร

- ก. ประสิทธิภาพสูงสุดเมื่อเปอร์เซ็นต์ wide-open capacity ประมาณ 20-30 เปอร์เซ็นต์
- ข. ประสิทธิภาพสูงสุดเมื่อเปอร์เซ็นต์ wide-open capacity ประมาณ 55-60 เปอร์เซ็นต์
- ค. ประสิทธิภาพสูงสุดเมื่อเปอร์เซ็นต์ wide-open capacity ประมาณ 40-50 เปอร์เซ็นต์
- ง. ประสิทธิภาพสูงสุดเมื่อเปอร์เซ็นต์ wide-open capacity ประมาณ 65-70 เปอร์เซ็นต์
- จ. ประสิทธิภาพสูงสุดเมื่อเปอร์เซ็นต์ wide-open capacity ประมาณ 70-75 เปอร์เซ็นต์



- ข้อที่ 14 ประสิทธิภาพของพัคลมแบบหมุนเหวี่ยงชนิคใบพัดโค้งไปข้างหลังแลกค่างกัน อย่างไร
 - ก. ชนิดใบพัดโด้งไปข้างหน้ามีประสิทธิภาพสูงกว่าชนิดใบพัดโด้งไปข้างหลัง
 - ข. ชนิดใบพัดโค้งไปข้างหน้ามีประสิทธิภาพต่ำกว่าชนิดใบพัดโค้งไปข้างหลัง
 - ค. ชนิดใบพัดโค้งไปข้างหน้ามีประสิทธิภาพเท่ากันกับชนิดใบพัดโค้งไปข้างหลัง
 - ง. ประสิทธิภาพขึ้นอยู่กับการออกแบบและใช้งานพัคลม
 - ง. ประสิทธิภาพของพัดลมทั้งสองแปรผันตามความเร็วรอบพัดลม
- ข้อที่ 15 ปัจจัยที่มีผลต่อประสิทธิภาพของพัดลมได้แก่ข้อใคต่อไปนี้
 - ก. ความเร็วลมและขนาดใบพัดลม
 - ข. จำนวนการติดตั้งพัดลม แบบขนานหรืออนุกรม
 - ก. ความยาวและขนาคท่อส่งลม
 - ง. การสูญเสียเนื่องจากความฝืดและเฮคสูญเสีย
 - จ. ถูกทุกข้อ

ข้อที่ 16 ประเภทของเครื่องสูบน้ำอุตสาหกรรมที่ใช้งานในปัจจุบันสามารถแบ่งได้เป็นกี่ลักษณะ

- ก. 2 ลักษณะ
- ข. 3 ลักษณะ
- ค. 4 ลักษณะ
- ง. รลักษณะ
- ง. 6 ลักษณะ

ข้อที่ 17 น้ำใหลในท่องนาดเส้นผ่านศูนย์กลาง 2 นิ้ว ด้วยความเร็ว 5 m/s ความยาวห่อ 10 เมตร มีลักษณะการใหล แบบราบเรียบ (Re = 1800) จงคำนวณการสูญเสียเนื่องจากความฝืด

- ก. 17.83 เมตร
- **ๆ.** 178.36 เมตร
- ค. 187.36 เมตร
- ง. 138.76 เมตร
- ข. 167.36 เมตร

ข้อที่ 18 พัคลมแบบใหลตามแนวแกนขนาดใบพัค 25 นิ้ว จ่ายลมได้ 11,00 cfm กำลังขับที่พัคลมต้องการเท่ากับ 3.20 แรงม้า และมีระดับความดังของเสียงขณะทำงานเท่ากับ 80.2 dB เมื่อใบพัคหมุนด้วยความเร็ว 1,550 รอบต่อนาที จง ประมาณค่าอัตราการจ่ายลม เมื่อรอบความเร็วเปลี่ยนไปเป็น 2,525 รอบต่อนาที

- ก. 1971.93 ลูกบาศก์ฟุต/นาที
- ข. 1179.93 ลูกบาศก์ฟุต/นาที่

- ค.1397.91 ลูกบาศก์ฟุต/นาที่
- ง. 1791.91 ลูกบาศก์ฟุต/นาที
- จ. 1197.91 ลูกบาศก์ฟุต/นาที

ข้อที่ 19 การสูญเสียพลังงานทั้งหมดเนื่องจากการไหลประกอบด้วยการสูญเสียใดบ้าง

- ก. การสูญเสียหลัก
- ข. การสูญเสียรอง
- ค. การสูญเสียเนื่องจากความฝืด
- ง. ข้อกและ ข้อขถูกต้อง
- ง. ถูกทุกข้อ

ข้อที่ 20 กราฟเฮคของระบบปั๊มประกอบด้วยเฮคประเภทใดบ้าง

- ก. เฮคความคัน และ เฮคสถิตย์
- ข. เฮคความคัน เฮคสถิตย์ และ เฮคความฝืด
- ก. เฮคความคัน เฮคสถิตย์ และ เฮคความความสูง
- ง. เฮคความคัน เฮคสถิตย์ และเฮคสูญเสียรวม
- จ. เฮคความคัน เฮคสูญเสียรวม และ เฮคความฝืด

ข้อที่ 21 โรงงานติดตั้งปั๊มมีค่าเฮคความคันรวมเท่ากับ 150 เมตร อัตราการใหลของน้ำ 120 ถุกบาศก์เมตรต่อนาที ปั๊ท ทำงานที่ความเร็วรอบ 1500 รอบต่อนาที่ จงคำนวณค่าความเร็วจำเพาะของปั๊มคังกล่าว

- <u>ก.</u> 383.36
- **U.** 338.36
- ค. 333.86
- 4. 368.33
- **v.** 366.83

ข้อที่ 22 เครื่องสูบน้ำแบบแรงเหวี่ยงขนาดใบพัดเครื่องสูบ 27 นิ้ว จ่ายน้ำได้ 4,200 cmm กำลังขับที่เครื่องสูบต้องการ เท่ากับ 93.45 แรงม้า เมื่อใบพัดเครื่องสูบหมุนด้วยความเร็ว 1,750 รอบต่อนาที จงประมาณค่าอัตราการน้ำ เมื่อรอบ ความเร็วเปลี่ยนไปเป็น 1,925 รอบต่อนาที

- n. 4620 CMM
- ข. 4660 CMM
- ค. 4260 CMM
- 4. 6420 CMM
- 0. 6240 CMM

ข้อที่ 23 เครื่องสูบน้ำแบบแรงเหวี่ยงขนาดใบพัดเครื่องสูบ 27 นิ้ว จ่ายน้ำได้ 4,200 cmm ทำลังขับที่เครื่องสูบต้องการ เท่ากับ 90 แรงม้า เมื่อใบพัดเครื่องสูบหมุนด้วยความเร็ว 1,750 รอบต่อนาที ถึงประวัต แล้วอักรารน้ำ เมื่อขนาด ใบพัดเครื่องสูบลดลงเหลือ 25 นิ้ว

- ก. 74.11 แรงม้า
- **ข.** 71.44 แรงม้า
- ค. 47.44 แรงม้า
- ง. 94.77 แรงม้า
- จ. 87.77 แรงม้า

ข้อที่ 24 โรงงานทำงาน 24 ชั่วโมงต่อวัน จำนวน 350 วันต่อปี โรงงานเปลี่ยนเครื่องสูบน้ำขนาด 60 kW เป็นเครื่องสูบ น้ำประสิทธิภาพสูงขนาด 45 kW โรงงานสามารถประหยัดค่าใช้จ่ายไฟฟ้าได้เท่าไรถ้าค่าไฟฟ้าเฉลี่ยเท่ากับ 3.5 บาท ต่อkWh

- ก. 441000 บาท
- ข. 444200 บาท
- ค. 443612 บาท
- ง. 441050 บาท
- จ. 449750 บาท

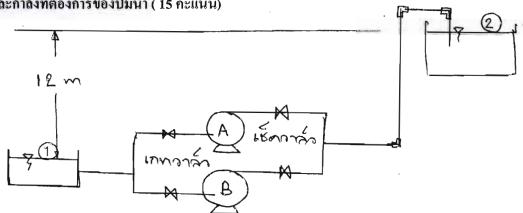
ข้อที่ 25 การลดอัตราการใหลของเครื่องสูบวิธีใดให้ผลประหยัดสูงสุด

- ก. หรื่วาล้ว
- ข. เปลี่ยนใบพัคเครื่องสูบ
- ค. ติดตั้ง VSD
- ง. ติดตั้งวาล์วBy-pass
- ง. สามารถใช้ได้ทุกข้อ

ชื่อ	นามสกล	รหัสประจำตัวรหั
		## เริ่มขาลัยเทค ใน ใกล้พระราชเกล้า

<u>ตอนที่ 2</u> จงอธิบายคำถามในข้อต่อไปนี้ให้สมบูรณ์ที่สุด

ข้อที่ 2.1 จงเขียนแผนภาพและอธิบายลำดับขั้นตอน การตัดสินใจในการดำเนินการทางวิศวกรรม ให้เข้าใจอย่าง ชัดเจน (10 กะแนน) ข้อที่ 2.2 พิจารณาระบบปั๊มน้ำดังรูป ต้องการสูบน้ำจากถัง ${\bf A}$ ไปยังถัง ${\bf B}$ โดยใช้ปั๊ม 2 ตัวที่เหมือนกันนำมาต่อขนาน กัน อัตราการไหลรวมของน้ำที่ต้องการ 0.25 ${\bf m}^3/$ วินาที ระบบท่อทำด้วยเหลีกขนาดเส้นผ่านศูนย์กลาง 300 มิลลิเมตร ความยาวในท่อขนานเท่ากับ 10 เมตร ความขรุขระของท่อเท่ากับ 0.26 มิลลิเมตร ความหนืดคิเนมาติค เท่ากับ 0.806 ${\bf x}$ 10 ${\bf m}^3/$ วินาที และความสูงของระดับน้ำจากถัง 1 ถึงถัง 2 เท่ากับ 12 เมตร จงคำนวณหาเอดของ ระบบและกำลังที่ต้องการของปั๊มน้ำ (15 กะแนน)

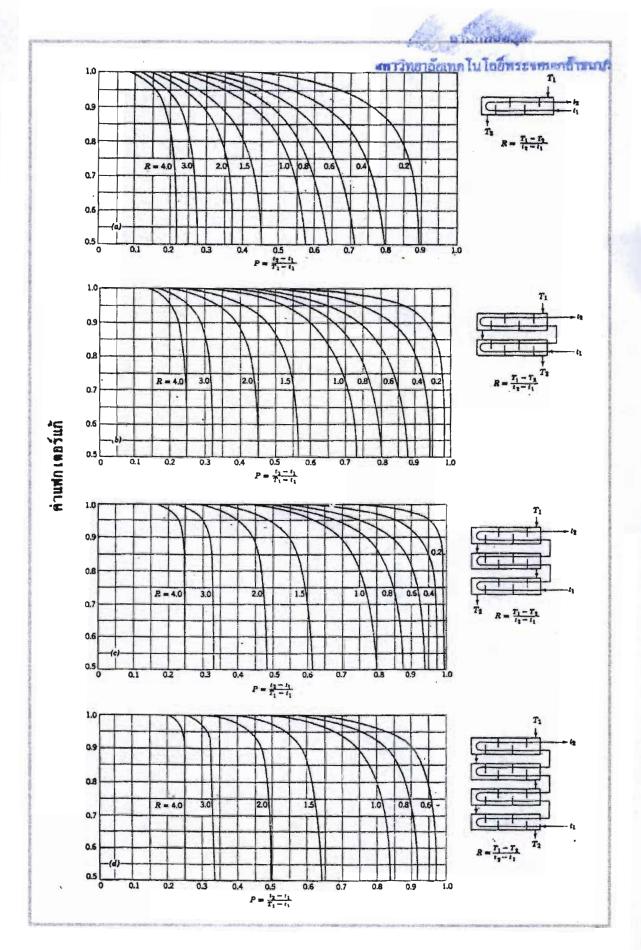


		W YEAR THE WARREST
A		รหัสประจำคัว
DO	นามสกุล	รหสบระจาคว
	1	The state of the s

ข้อที่ 2.3 เครื่องอัดอากาศขนากกำลังไฟฟ้า 80 kW ความสามารถในการผลิตอากาศอัด 14.13 m³/นาที ความดันอากาศ อัดใช้งาน 7 บาร์ สัดส่วนการทำงาน Load: Unload เท่ากับ 60: 40 เครื่องอัดอากาศทำงาน 24 ชั่วโมงต่อวัน จำนวน 300 วันต่อปี อัตราการผลิตลมอัดใช้งานจริง 10 m³/นาที ใช้ถังเก็บอากาศอัด ขนาด 3.0 m³ อากาศเข้าเครื่องอัดมี อุณหภูมิ 34 °C ความดัน 1.0 บรรยากาศ จงคำนวณเปรียบเทียบการใช้พลังงานสำหรับเครื่องอัดอากาศ กรณีระบบใช้ ถังเก็บอากาศอัด และในกรณีไม่ใช้ถังเก็บอากาศอัด และการปรับสดแรงดันอากาศอัดจาก 7.0 บาร์ เหลือความดัน 5.0 บาร์ (10 คะแนน)

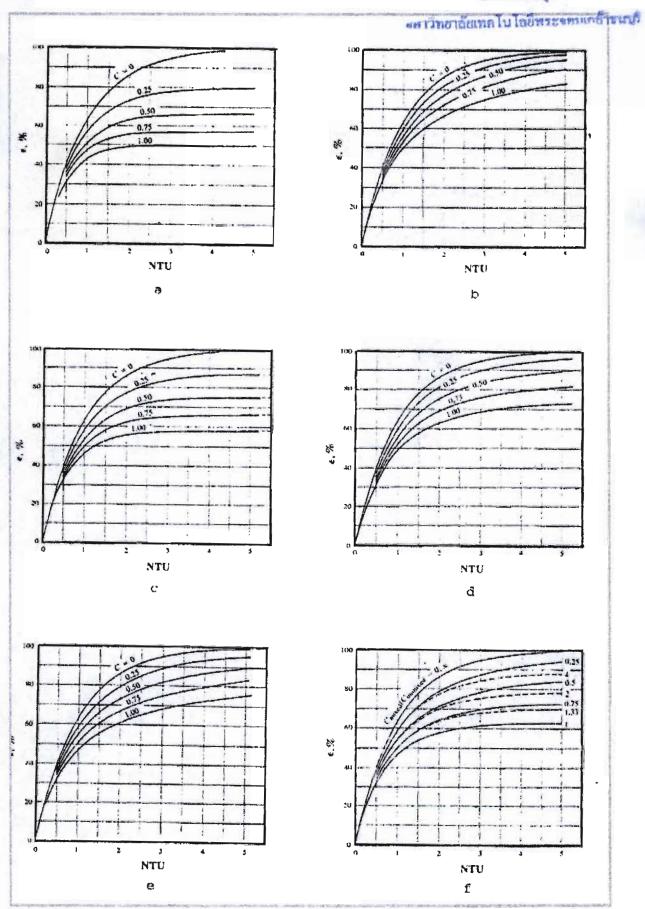
ชื่อ ขางสถ	5300 53000
ชื่อนามสกุ	ารหัสประจำตัว
	WHILE IN THE PERSON AND ADDRESS OF THE PERSON ADDRESS OF THE PERSON AND ADDRESS OF THE PERSON AND ADDRESS OF THE PERSON ADDRES

ข้อที่ 2.4 เครื่องแถกเปลี่ยนความร้อนแบบเปลือกและท่อประเภท 2 shell 12 tube pass ประกอบด้วยท่อทองแดง ขนาดเส้นผ่านศูนย์กลาง 1.0 นิ้ว (k=389 W/m-C) จำนวน 6 ท่อต่อแถว รวมท่อทองแดงทั้งหมดเท่ากับ 6x12 = 72 ท่อ น้ำมันร้อนความหนาแน่น 800 kg/ m³ ความจุความร้อน 2.88 kJ/kg-C อุณหภูมิ 150 °C ใหลเข้าท่อทองแดงด้วย ความเร็ว 10 m/sec แลกเปลี่ยนกับน้ำอุณหภูมิทางเข้า 25°C และอุณหภูมิทางออกของน้ำ 85 °C กำหนดให้สัดส่วน Cc/Ch เท่ากับ 0.85 จงคำนวณหาขนาดความยาวของท่อและอุณหภูมิของน้ำที่ออกจากเครื่องแลกเปลี่ยนความร้อน (15 คะแนน)

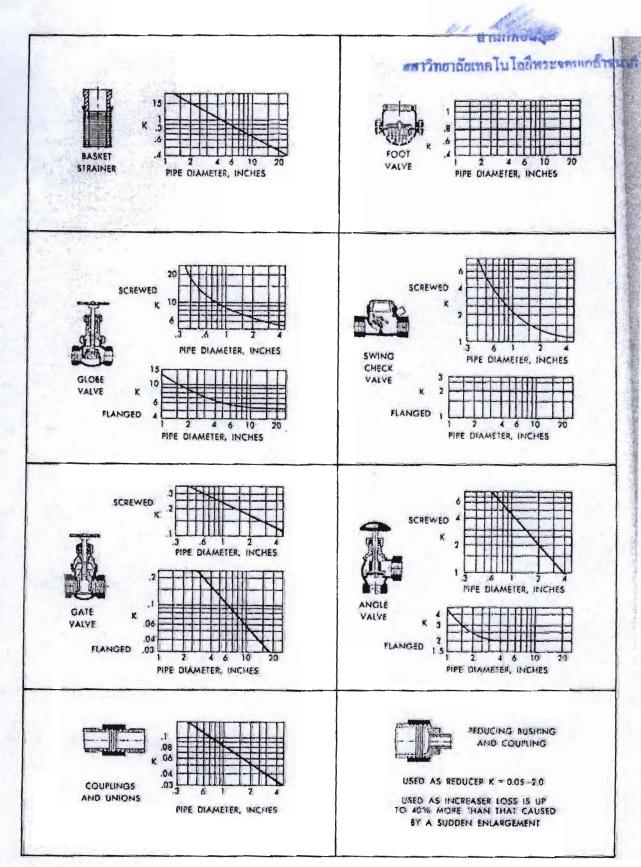


MTE 446 Thermal System design 1/2554 Page 13

Bruimoega

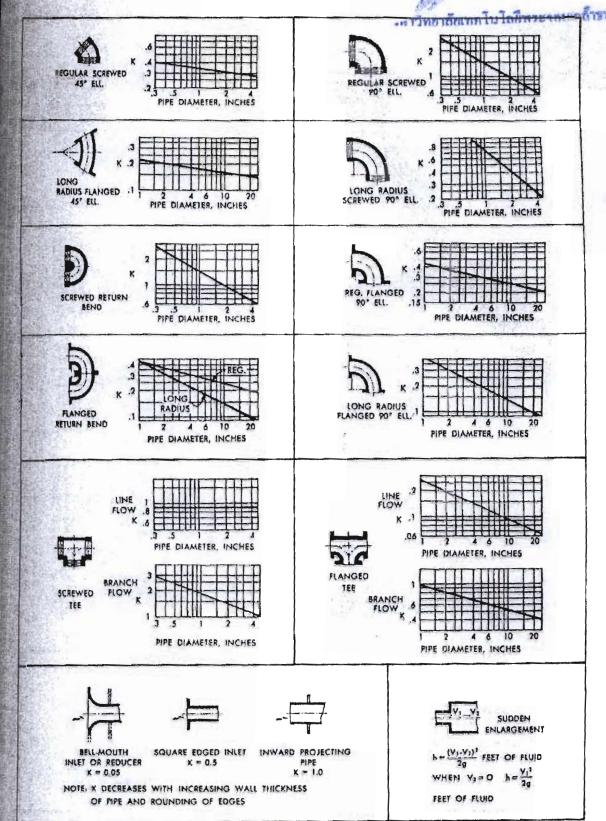


MTE 446 Thermal System design 1/2554 Page 14



รูปที่ 3.5 สัมประสิทธิ์ของความด้านทานการใหล(ต่อ)

a firmauqu



รูปที่ 3.5 สัมประสิทธิ์ของความด้านทานการไหล

