

มหาวิทยาลัยสงขลานครินทร์

คณะวิศวกรรมศาสตร์

การสอบปลายภาค ประจำภาคการศึกษาที่ 2

ปีการศึกษา 2558

วันที่ 28 เมษายน 2559

เวลา 13.30-16.30 น.

วิชา 215-333 Heat Transfer

S201, R201

คำสั่ง

- ข้อสอบมีทั้งหมด 5 ข้อ 11 หน้า (หน้าสุดท้ายมีตารางคุณสมบัติ) ให้ทำทุกข้อในข้อสอบ
- อนุญาตให้นำหนังสือหรือเอกสารใดๆเข้าห้องสอบ
- อนุญาตให้ใช้เครื่องคิดเลขและดินสอนได้ ถ้าเนื้อที่ไม่พออนุญาตให้เขียนที่ด้านหลังของข้อ

นั้นๆได้

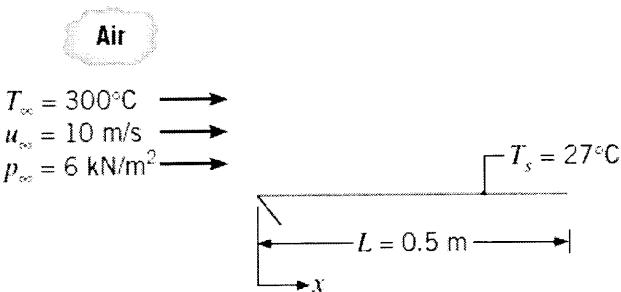
ผู้ออกข้อสอบ ดร. ภาสกร เวสสะโกศล

ผศ.ดร. ชัยฤทธิ์ นันทดุสิต

ข้อที่	คะแนนเต็ม	คะแนนที่ได้
1	20	
2	20	
3	20	
4	20	
5	20	
รวม	100	

ข้อ 1 อากาศที่อุณหภูมิ 300°C ไหลด้วยความเร็ว 10 m/s ผ่านแผ่นเรียบที่มีความยาว 0.5 m

กำหนดให้ $\nu = 5.21 \times 10^{-4} \text{ m}^2/\text{s}$ $k = 36.4 \times 10^{-3} \text{ W/m} \cdot \text{K}$, $\text{Pr} = 0.687$ (ใช้คุณสมบัติเหล่านี้โดยไม่ต้องเปิดตาราง)



- (1) จงแสดงว่าการไหลบนแผ่นราบเป็นแบบราบรื่นหรือปั่นป่วน
- (2) จงเปรียบเทียบความหนาของชั้นของเขตการไหลและความหนาของชั้นของเขตความร้อนที่ตำแหน่ง $x=0.5 \text{ m}$
- (3) จงหาความเสี่ยดทานเฉลี่ยและค่า สเซซิลตัน เบอร์เฉลี่ยทั้งผิวแผ่นเรียบ
- (4) หากต้องการควบคุมให้อุณหภูมิพื้นผิวแผ่นเรียบคงที่ที่ 27°C จะต้องมีการหล่อเย็นระยะความร้อนแผ่นเรียบนี้ด้วยอัตราการระบายความร้อนต่อหนึ่งหน่วยความกว้างของแผ่นเรียบเท่าไร (ไม่พิจารณาการแผรังสี)

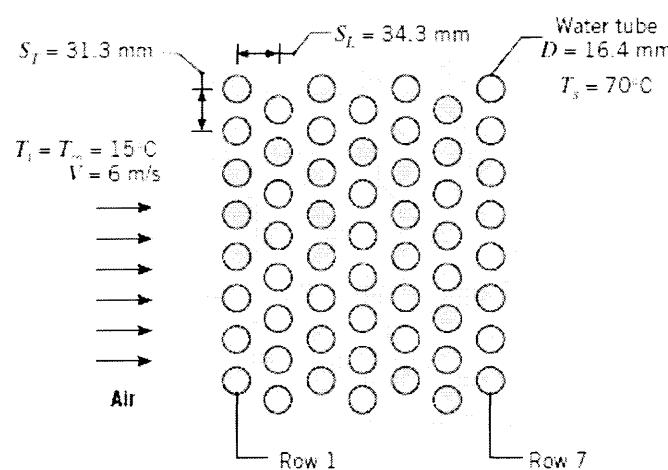
ข้อ 2 ระบบอุ่นอากาศใช้น้ำร้อนในหลอดผ่านกลุ่มของห้องที่วางแบบสลับพื้นปลา แต่ละห้องมีเส้นผ่านศูนย์กลางภายนอก 16.4 mm วางเรียงด้วยระยะห่างระหว่างห้องตามแนวการไหลของอากาศ $S_L = 34.3 \text{ mm}$ และระยะห่างระหว่างห้องตามแนววางการไหลอากาศ $S_T = 31.3 \text{ mm}$ ดังแสดงในรูป โดยมีห้องหมุด 7 ແຕ່ แต่ละແຕ່ມีห้องหมุด 8 ห้อง ในสภาวะทำงานผิวด้านนอกของแต่ละห้องมีอุณหภูมิเท่ากับ 70°C ในขณะที่อากาศด้านต้นทางก่อนไหลผ่านกลุ่มห้องมีความเร็วเท่ากับ 6 m/s และอุณหภูมิอากาศ เท่ากับ 15°C

(1) จงหาสัมประสิทธิ์การพาความร้อนด้านอากาศรอบผิวห้อง

(2) จงหาอัตราการพาความร้อนสำหรับกลุ่มห้อง

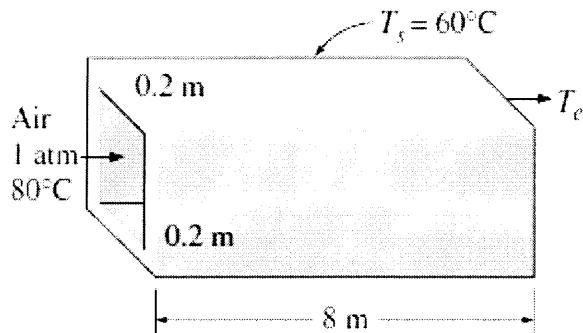
(3) จงหาการสูญเสียความดันของอากาศหลังผ่านกลุ่มห้อง

หมายเหตุ : สมบัติของอากาศให้ดูจากตารางด้านท้ายข้อสอบ



ชื่อ-นามสกุล _____ รหัสนักศึกษา _____ section _____

ข้อ 3 อากาศร้อนที่อุณหภูมิ 80°C ความดันบรรยายการไหลผ่านห้องน้ำดัดสีเหลี่ยมจัตุรัส ขนาด $0.2 \text{ m} \times 0.2 \text{ m}$ ยาว 8 m ไหลด้วยอัตราการไหล $0.15 \text{ m}^3/\text{s}$ ถ้าผนังห้องน้ำมีอุณหภูมิคงที่ที่ 60°C จะทำอุณหภูมิอากาศที่ทางออกห้อง และคำนวณอัตราการสูญเสียความร้อนที่ผนังห้อง



กำหนดให้ $\rho = 0.9994 \text{ kg/m}^3$, $c_p = 1008 \text{ J/kg} \cdot {}^{\circ}\text{C}$, $k = 0.02953 \text{ W/m} \cdot {}^{\circ}\text{C}$, $\text{Pr} = 0.7154$,

$\nu = 2.097 \times 10^{-5} \text{ m}^2/\text{s}$ (ใช้คุณสมบัติเหล่านี้โดยไม่ต้องเปิดตาราง)

ชื่อ-นามสกุล _____ รหัสนักศึกษา _____ section _____

ข้อ 4 Oil ($c_p = 3.6 \text{ kJ}/(\text{kg}^{\circ}\text{C})$) at 100°C flows at the rate of 30000 kg/h and enters into a parallel flow heat exchanger. Cooling water ($c_p = 4.2 \text{ kJ}/(\text{kg}^{\circ}\text{C})$) enters the heat exchanger at 10°C at the rate of 50000 kg/h . The heat transfer area is 10 m^2 and $U = 1000 \text{ W}/(\text{m}^2 \cdot ^{\circ}\text{C})$. Draw the schematic diagram and calculate the following:

(i) The outlet temperatures of oil and water;

(ii) The maximum possible outlet temperature of water when $(T_{oil,out} = T_{water,out})$

ชื่อ-นามสกุล _____ รหัสนักศึกษา _____ section _____

ข้อ 5 shell and tube heat exchanger แบบ 1 shell pass and 1 tube pass มีลักษณะการไหลแบบ counter flow น้ำถูกใช้เป็นของไหลใน tube side และ shell side น้ำในท่อ (tube) มีอุณหภูมิที่ทางเข้าเท่ากับ 37.78°C และมีอุณหภูมิทางออกที่ทางออกเท่ากับ 54.44°C อัตราการไหลของน้ำในท่อคือ 3.78 kg/s น้ำใน shell ไหลด้วยอัตราการไหล 1.89 kg/s ขนาดเส้นผ่าศูนย์กลางด้านในของท่อคือ 1.905 cm ผนังห้องบางมากและความเร็วเฉลี่ยของน้ำภายในท่อคือ 0.36576 m/s ความຍາาของ heat exchanger จะต้องไม่เกิน $2 \text{ เมตร Overall heat transfer coefficient (U)}$ มีค่าเท่ากับ $1419.25 \text{ W}/(\text{m}^2 \cdot ^{\circ}\text{C})$ ความจุความร้อนของน้ำเท่ากับ $c_{pc} = c_{ph} = 4.18 \text{ kJ}/(kg \cdot ^{\circ}\text{C})$ และความหนาแน่นของน้ำเท่ากับ $\rho_c = \rho_h = 1000 \text{ kg/m}^3$ งคำนวน

- (i) อุณหภูมิที่ทางออกของ heat exchanger (ต้องแสดง diagram การกระจายอุณหภูมิกายใน heat exchanger ด้วย)
- (ii) LMTD ของ heat exchanger
- (iii) พื้นที่ผิวของท่อที่ต้องใช้
- (iv) จำนวนท่อที่ต้องใช้ (ปัดให้เป็นเลขจำนวนเต็มแล้วใช้ในหัวข้อต่อไป)
- (v) ความຍາาของท่อที่ต้องใช้มากกว่า 2 เมตร หรือไม่ (ถ้ามากกว่า 2 เมตร ควรเลือกชนิด heat exchanger เป็นแบบ one-shell pass two-tube passes แต่ถ้าห้องกว่า 2 เมตร ไม่ต้องเปลี่ยนชนิดของ heat exchanger) สรุปว่าจะต้องทำอย่างไรต่อไป (ไม่ต้องคำนวนจริง)

ชื่อ-นามสกุล _____ รหัสนักศึกษา _____ section _____

คุณสมบัติอากาศ (อุณหภูมิเคลวิน)

$T,$ K	$\rho,$ $\frac{kg}{m^3}$	$c_p,$ $\frac{J}{kg \cdot ^\circ C}$	$\mu,$ $\frac{kg}{m \cdot s}$	$\nu,$ $\frac{m^2}{s}$	$k,$ $\frac{W}{m \cdot K}$	$\alpha,$ $\frac{m^2}{s}$	Pr
100	3.6010	1026.6	0.6924×10^{-5}	1.923×10^{-6}	0.009246	0.02501×10^{-4}	0.770
150	2.3675	1009.9	1.0283×10^{-5}	4.343×10^{-6}	0.013735	0.05745×10^{-4}	0.753
200	1.7684	1006.1	1.3289×10^{-5}	7.490×10^{-6}	0.01809	0.10165×10^{-4}	0.739
250	1.4128	1005.3	1.488×10^{-5}	9.49×10^{-6}	0.02227	0.13161×10^{-4}	0.722
300	1.1774	1005.7	1.983×10^{-5}	15.68×10^{-6}	0.02624	0.22160×10^{-4}	0.708
350	0.9980	1009.0	2.075×10^{-5}	20.76×10^{-6}	0.03003	0.2983×10^{-4}	0.697
400	0.8826	1014.0	2.286×10^{-5}	25.90×10^{-6}	0.03365	0.3760×10^{-4}	0.689
450	0.7833	1020.7	2.484×10^{-5}	28.86×10^{-6}	0.03707	0.4222×10^{-4}	0.683
500	0.7048	1029.5	2.671×10^{-5}	37.90×10^{-6}	0.04038	0.5564×10^{-4}	0.680