

มหาวิทยาลัยสงขลานครินทร์

คณะวิศวกรรมศาสตร์

การสอบกลางภาค ประจำภาคการศึกษาที่ 2

วันที่ 12 ธันวาคม 2548

วิชา 215-332 Heat Transfer

ประจำปีการศึกษา 2548

เวลา 13.30-16.30 น.

ห้อง A400

คำสั่ง

- ข้อสอบมีทั้งหมด 6 ข้อ ให้ทำทุกข้อ
- ให้ทำในตัวข้อสอบนี้ ให้เขียนด้านหลังได้
- ห้ามนำเอกสารใด ๆ เข้าห้องสอบ
- ให้เขียนชื่อ และรหัสนักศึกษาในข้อสอบทุกแผ่น

กำหนดให้

$$1. \text{ Stefan-Boltzmann constant } \sigma = 5.6697 \times 10^{-8} \text{ W/(m}^2 \cdot \text{K}^4\text{)}$$

ผศ.ดร.ฐูเกียรติ คุปตานนท์

อ.พุทธิพงศ์ แสนสบาย

ผู้ออกข้อสอบ

ข้อ	คะแนนเต็ม	คะแนนที่ได้
1	20	
2	20	
3	20	
4	20	
5	20	
6	20	
คะแนนรวม	120	

ชื่อ-สกุล.....

รหัส.....

ตอน.....

ข้อ 1) หลังคาถyenต์ที่จอดอยู่กลางแดด จะดูดกลืนรังสีความร้อนในอัตรา 800 W/m^2 โดยพื้นใต้หลังคาถyen ห้มจนวนอย่างดี หลังคาถyenต์สัมผัสกับอากาศและสิ่งแวดล้อมที่ใหญ่มากๆ อากาศและสิ่งแวดล้อมมีอุณหภูมิ 20°C และค่าสัมประสิทธิ์การพาความร้อนของอากาศ (convection heat transfer coefficient) คือ $h = 12 \text{ W/(m}^2\text{K)}$ และสัมประสิทธิ์การแผ่วรังสีความร้อนของหลังคาถyenต์ (emissivity) คือ $\epsilon = 0.8$

จงหา ก.) อุณหภูมิของหลังคาถyenต์ ในกรณีที่ไม่คำนึงถึงการแผ่วรังสีความร้อน
ข.) อุณหภูมิของหลังคาถyenต์ ในกรณีที่รวมผลของการแผ่วรังสีความร้อนด้วย

ข้อ 2) จงเขียนสมการคณิตศาสตร์ของปัญหาการนำความร้อนต่อไปนี้

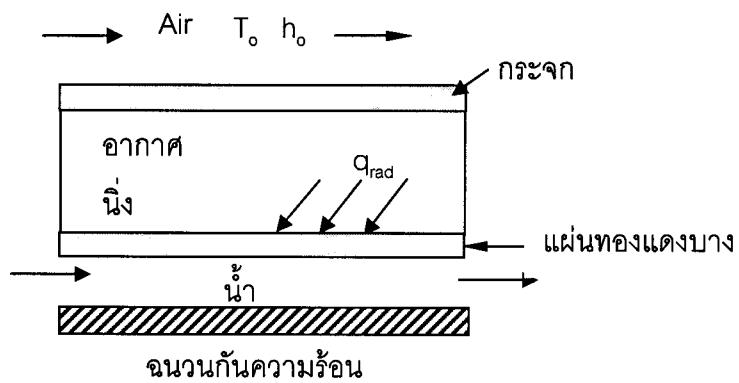
ก.) ทรงกระบอกกลาง มีรัศมีภายในเป็น a และรัศมีภายนอกเป็น b มีอุณหภูมิเริ่มต้นเป็น T_i ทันทีที่เวลา $t = 0$ ผิวด้านนอกได้รับ heat flux จากขดลวดความร้อนไฟฟ้าในอัตรา q_0 (W/m^2) ผิวด้านในถ่ายเทความร้อนให้กับอากาศที่มีอุณหภูมิ T_∞ และมีสัมประสิทธิ์การพาความร้อน h ($\text{W}/\text{m}^2 \text{ K}$) โดยสมมุติให้เป็นการถ่ายเทความร้อนทิศทางเดียว

ข.) การนำความร้อน 2 ทิศทาง ของผนังสี่เหลี่ยม $0 \leq x \leq a, 0 \leq y \leq b$ มีอุณหภูมิเริ่มต้นสม่ำเสมอ T_i ที่เวลา $t = 0$ ขอบทั้งสี่ด้านของผนังมีเงื่อนไขต่อไปนี้

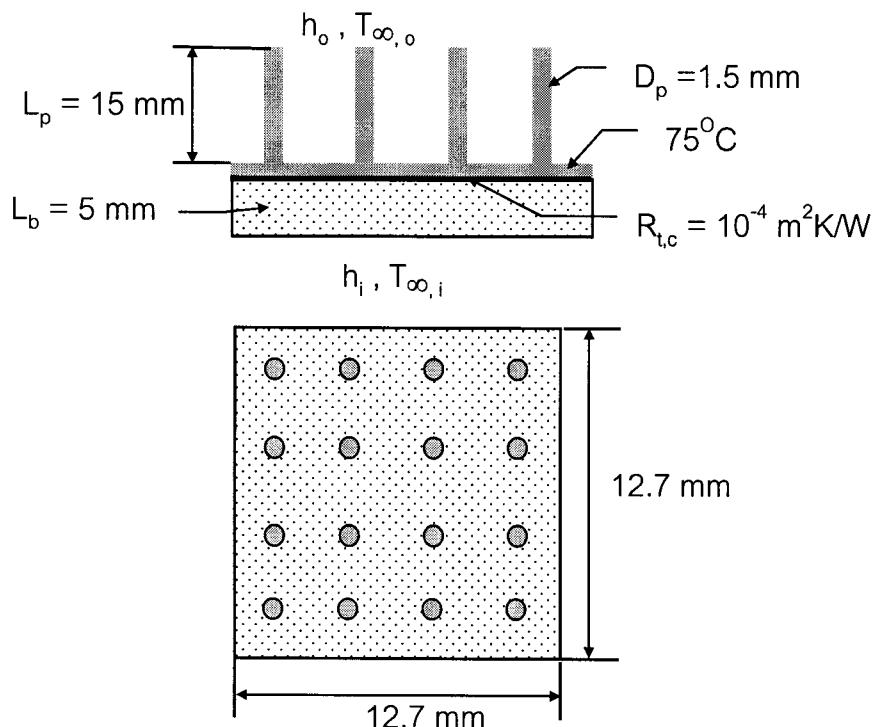
1. ที่ระนาบ $x = 0$ ได้รับ heat flux ในอัตรา q_0 , W/m^2
2. ที่ระนาบ $x = a$ มีอุณหภูมิคงที่ T_0
3. ที่ระนาบ $y = 0$ ห้ามชนวนໄว้
4. ที่ระนาบ $y = b$ ถ่ายเทความร้อนกับตัวกลางที่มีอุณหภูมิ T_∞ และมีสัมประสิทธิ์การพาความร้อน h ($\text{W}/\text{m}^2 \text{ K}$)

โดยค่าการนำความร้อนมีค่าไม่คงที่ ($k = k(x,y)$) และมีอัตราการกำเนิดพลังงานภายในเป็น g_0 (W/m^3)

ข้อ 3) แผนรับรังสีความร้อนดังรูป ประกอบด้วยกระจกหนา 6 mm ($k_g = 0.78 \text{ W/m}^{\circ}\text{K}$) 1 ชั้น และแผ่นทองแดงทำหน้าที่เป็นแผ่นดูดกลืนรังสี โดยระหว่างกระจกกับแผ่นทองแดง เป็นช่องว่างที่มีอากาศนิ่งอยู่ ($k_a = 0.03 \text{ W/m}^{\circ}\text{K}$) ซึ่งช่องกว้าง 30 mm ให้แผ่นทองแดงมีน้ำไหลผ่าน เพื่อรับความร้อนจากแผ่นทองแดง หากอากาศภายนอกรับรังสีมีอุณหภูมิ 30°C และมีสัมประสิทธิ์การพากความร้อน $h_o = 10 \text{ W}/(\text{m}^2\text{K})$ ในสภาวะที่แผ่นทองแดงดูดกลืนรังสีความร้อนสูตรในอัตรา $q_{rad} = 800 \text{ W/m}^2$ และอุณหภูมิของแผ่นทองแดงเท่ากับ 125°C จงหา อัตราการสูญเสียความร้อนสูญสูงสุด แล้วล้อม และ อัตราการถ่ายเทความร้อนสูน้ำ



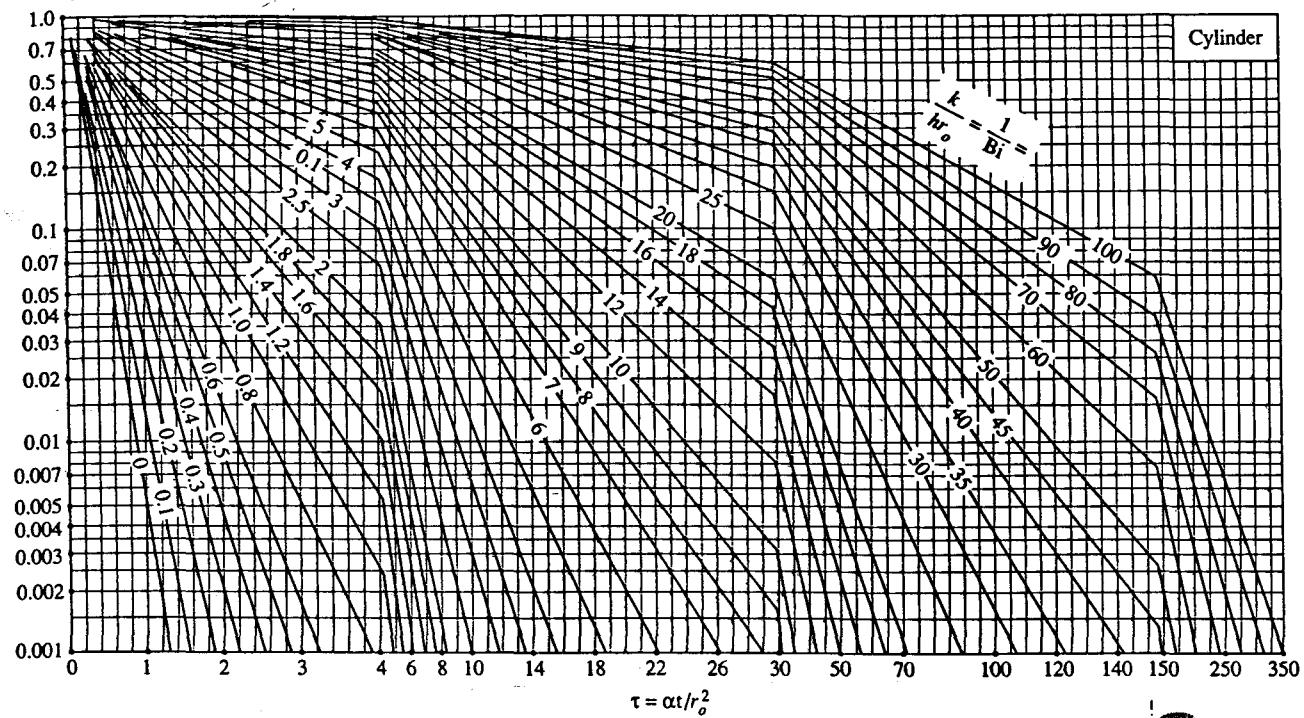
ข้อ 4) เพื่อรักษาอุณหภูมิภายใน CPU chip ให้ไม่สูงกว่า 75°C จึงมีการใช้ fins ที่ทำมาจากการเดงซึ่งมีค่า
การนำความร้อน 400 W/m K เพื่อระบายความร้อนออกจาก chip โดย fins มีลักษณะเป็นแท่ง
ทรงกระบอก เส้นผ่านศูนย์กลาง $D_p = 1.5 \text{ mm}$ และ ยาว $L_p = 15 \text{ mm}$ เขื่อมติดกับผิวด้านบนของ chip ซึ่ง
ติด fins จำนวน 16 อัน ดังรูป รอยต่อระหว่าง fins กับ chip มีค่า contact resistance, $R_{t,c} = 10^{-4} \text{ m}^2\text{K/W}$
และ chip มีขนาด $12.7 \text{ mm} \times 12.7 \text{ mm}$ จงคำนวณหา อัตราการระบายความร้อนสูงสุด หากการพากความ
ร้อนด้านบน chip (ด้านติดครีบ) เป็นแบบบังคับด้วยลมปรับอากาศ $h_o = 250 \text{ W/m}^2\text{K}$ ที่
อุณหภูมิของอากาศ $T_{\infty,o} = 20^{\circ}\text{C}$, และลมปรับอากาศ $h_i = 40 \text{ W/m}^2\text{K}$ ที่
อุณหภูมิของอากาศ $T_{\infty,i} = 20^{\circ}\text{C}$ ความหนาของ chip board คือ $L_b = 5 \text{ mm}$ และ ค่าการนำความร้อน
เป็น $k_b = 1 \text{ W/m K}$.



ข้อ 5) หัววัดของ thermocouple ที่มีลักษณะเป็นทรงกลมผ่าศูนย์กลาง 2 mm มีคุณสมบัติดังต่อไปนี้
 $k = 30\text{W/mK}$, $\rho = 8,600 \text{ kg/m}^3$, และ $c_p = 400 \text{ J/kg K}$ เมื่อนำไปวัดอุณหภูมิของอากาศร้อน โดย
สมการพารามิเตอร์ความร้อนระหว่างอากาศกับหัววัด คือ $h = 280 \text{ W/m}^2 \text{ K}$ จะประมาณระยะเวลาที่
thermocouple จะอ่านค่าอุณหภูมิได้ 98% ของอุณหภูมิแตกต่างในขณะเริ่มต้น (กำหนดให้ใช้วิธี
Lumped system analysis)

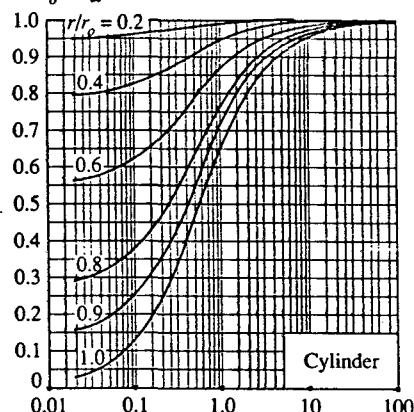
ข้อ 6) ผลสัมที่มีลักษณะเป็นทรงกลมผ่าศูนย์กลาง 10 cm มีคุณสมบัติต่อไปนี้ $k = 0.59 \text{ W/mK}$, $\alpha = 1.4 \times 10^{-7} \text{ m}^2/\text{s}$, มีอุณหภูมิเริ่มต้น 30°C เมื่อนำไปแขวนตู้เย็นที่มีอุณหภูมิ 2°C หากสัมประสิทธิ์การพาความร้อนระหว่างอากาศกับผลสัม คือ $h = 50 \text{ W/m}^2 \text{ K}$ จะประมาณระยะเวลาที่จุดศูนย์กลางของผลสัมจะมีอุณหภูมิ 10°C และ ความร้อนสะสมที่ตู้เย็นดึงออกจากผลสัมตั้งแต่เริ่มจนถึงเวลานี้

$$\theta_o = \frac{T_o - T_\infty}{T_i - T_\infty}$$



(a) Centerline temperature (from M. P. Heisler)

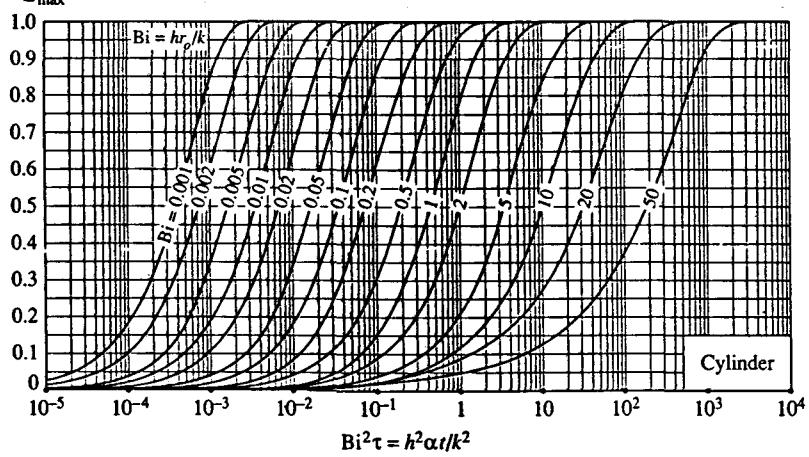
$$\theta = \frac{T - T_\infty}{T_o - T_\infty}$$



$$\frac{1}{Bi} = \frac{k}{hr_o}$$

(b) Temperature distribution (from M. P. Heisler)

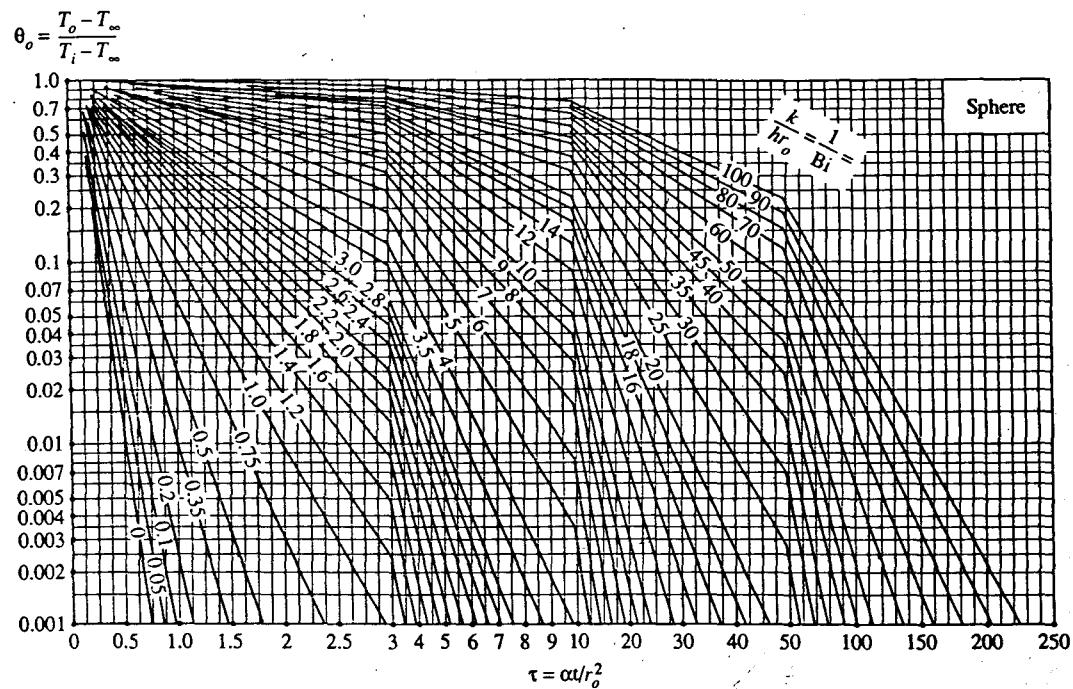
$$\frac{Q}{Q_{\max}}$$



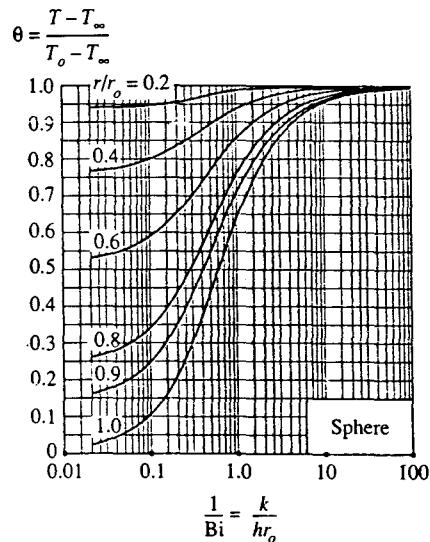
(c) Heat transfer (from H. Gröber et al.)

Transient temperature and heat transfer charts for a long cylinder of radius r_o initially at a uniform temperature T_i subjected to convection from all sides to an environment at temperature T_∞ with a convection coefficient of h .

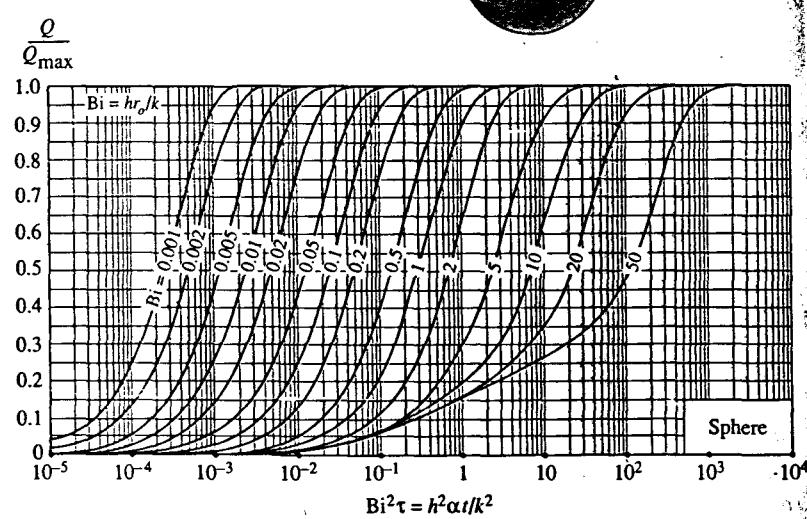
FIGURE 4-14



(a) Midpoint temperature (from M. P. Heisler)



(b) Temperature distribution (from M. P. Heisler)



(c) Heat transfer (from H. Gröber *et al.*)

FIGURE 4-15

Transient temperature and heat transfer charts for a sphere of radius r_o initially at a uniform temperature T_i subjected to convection from all sides to an environment at temperature T_∞ with a convection coefficient of h .