

มหาวิทยาลัยสงขลานครินทร์  
คณะวิศวกรรมศาสตร์

การสอบปลายภาค ประจำปีการศึกษาที่ 2

วันที่ 22 กุมภาพันธ์ 2552

วิชา 215-323, 216-323 MECHANICS OF MATERIALS II

ปีการศึกษา 2551

เวลา 13.30-16.30 น.

ห้อง R 200

คำสั่ง

1. ข้อสอบทั้งหมดมี 5 ข้อ คะแนนเท่ากันทุกข้อ
2. ห้ามนำหนังสือและเอกสารใดๆเข้าห้องสอบ
3. เขียนคำตอบในสมุดคำตอบ

อ.สมบูรณ์ วรวิศิษฏ์

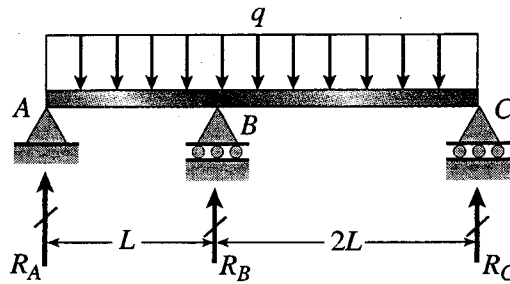
ผู้ออกข้อสอบ

ทุจริตในการสอบ โทษขั้นต่ำคือ ปรับตกในรายวิชาที่ทุจริต และพักการเรียน 1 ภาคการศึกษา

Q1. คานต่อเนื่อง (continuous beam) ABC มีช่วง AB ยาวเท่ากับ  $L$  และช่วง BC ยาวเท่ากับ  $2L$  และมีหน้าตัดขวางเท่ากันโดยตลอด รองรับแรงกระจายสม่ำเสมอ ขนาด  $q$  ต่อหนึ่งหน่วยความยาว ตลอดความยาวของคาน ดังแสดงในรูป (1)

ให้ คำนวณหา (i) แรงปฏิกิริยาที่จุด A, B และ C

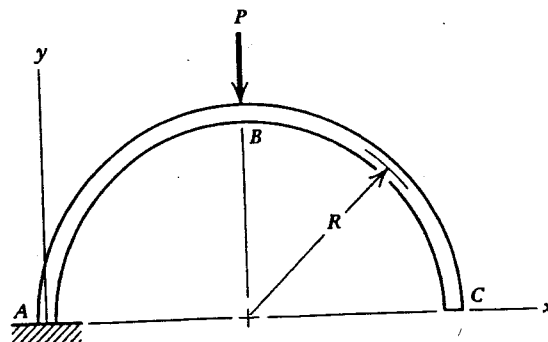
(ii) เขียนผังโมเมนต์ดัด (bending moment diagram) ของคานนี้



รูป (1)

Q2. คานโค้งรูปครึ่งวงกลม ABC มีระนาบหน้าตัดขวางเล็กมากเมื่อเทียบกับรัศมีความโค้งของคาน ถ้ามีแรง  $P$  มากระทำที่จุด B ดังแสดงในรูป (2) ให้แสดงให้เห็นว่า จุด C จะต้อง

เคลื่อนที่ลงเป็นระยะ  $\delta_c = \frac{PR^3}{EI} \left(1 + \frac{\pi}{4}\right)$



รูป (2)

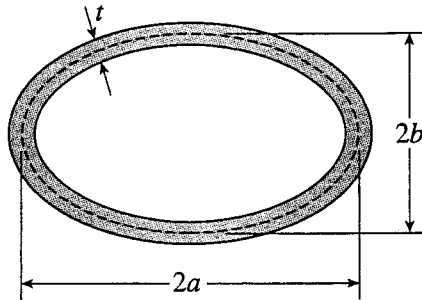
Q3. ท่อเหล็กผนังบาง มีระนาบหน้าตัดขวางเป็นรูปวงรี (ellipse) ดังแสดงในรูป (3) ถ้ามี โมเมนต์บิด (Torque) ขนาดเท่ากับ  $18 \times 10^3$  lb-in มากระทำ ให้คำนวณหาค่า:

(a) ความเค้นเฉือนที่เกิดขึ้นบนหน้าตัดขวางของท่อ

(b) มุมบิดต่อหนึ่งหน่วยความยาวของท่อ

กำหนดให้ :  $t = 0.2$  in ,  $a = 3$  in ,  $b = 2$  in

ค่า shear modular ของเหล็ก ,  $G = 12 \times 10^6$  psi



รูป(3)

Q4. ท่อประกอบผนังหนาท่อนหนึ่งทำด้วยเหล็ก ประกอบขึ้นด้วยท่อชั้นใน ซึ่งมีรัศมีของผิวใน เท่ากับ 10 mm. และรัศมีของ ผิวนอกเท่ากับ 25.072 mm. และท่อชั้นนอก มีรัศมีของผิวใน เท่ากับ 25 mm. และรัศมีของผิวนอก เท่ากับ 50 mm. นั่นคือ ก่อนที่จะประกอบท่อทั้งสอง เข้าด้วยกัน ท่อชั้นในจะมีรัศมีของผิวนอกโตกว่ารัศมีผิวใน ของท่อชั้นนอกอยู่เท่ากับ 0.072 mm. เพื่อที่จะสามารถสวมเข้าด้วยกันได้ ท่อชั้นนอกจะต้องถูกทำให้ร้อนขึ้นก่อนเพื่อให้ขยายตัว พอที่จะ สอด ท่อชั้นในเข้าไปได้ เมื่อเย็นลงท่อชั้นนอกก็จะหดตัวและบีบรัดท่อชั้นในไว้ ทำให้เกิด ความดัน ( $P_c$ ) ขึ้น ระหว่างผิวนอกของท่อชั้นใน และผิวในของท่อชั้นนอก

ให้คำนวณหา: (i) ค่าของ ความดัน  $P_c$  ที่เกิดขึ้นระหว่างท่อทั้งสอง

(ii) ถ้ามีความดัน ขนาด 300 MPa มากระทำที่ผิวภายในของท่อประกอบนี้ ให้ หาค่าความเค้น ตามแนวเส้นรอบวง ,  $\sigma_\theta$  และความเค้นตามแนวรัศมี ,  $\sigma_r$  ที่ผิวด้านในของท่อชั้นใน และท่อชั้นนอก

กำหนดให้ : ค่า Modulus of elasticity ,  $E$  ของเหล็กเท่ากับ 200 G Pa และ

Poisson ratio ,  $\nu = 0.29$

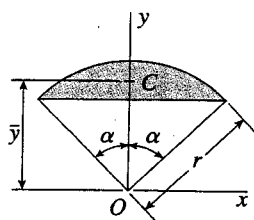
Q5. ที่จุดจุดหนึ่งบนเนื้อวัสดุ มีสถานะของความเค้น ดังนี้  $\sigma_{xx} = -150 \text{ MPa}$  ,  $\sigma_{yy} = 0$  ,  $\sigma_{zz} = 80 \text{ MPa}$  ,  $\sigma_{xy} = -40 \text{ MPa}$  ,  $\sigma_{yz} = 0$  , และ  $\sigma_{zx} = 50 \text{ MPa}$

ให้คำนวณหา : (i) ความเค้นหลักทั้งสาม (principal stresses)

(ii) ความเค้นเฉือนสูงสุด (maximum shear stress)

(iii) octahedral shear stress

14



**Circular segment** (Origin of axes at center of circle)

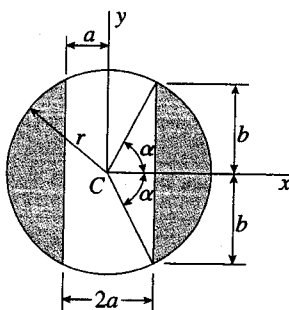
$\alpha =$  angle in radians ( $\alpha \leq \pi/2$ )

$$A = r^2(\alpha - \sin \alpha \cos \alpha) \quad \bar{y} = \frac{2r}{3} \left( \frac{\sin^3 \alpha}{\alpha - \sin \alpha \cos \alpha} \right)$$

$$I_x = \frac{r^4}{4} (\alpha - \sin \alpha \cos \alpha + 2 \sin^3 \alpha \cos \alpha) \quad I_{xy} = 0$$

$$I_y = \frac{r^4}{12} (3\alpha - 3 \sin \alpha \cos \alpha - 2 \sin^3 \alpha \cos \alpha)$$

15



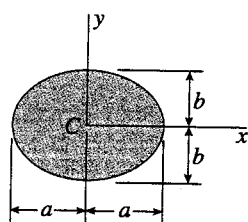
**Circle with core removed** (Origin of axes at center of circle)

$\alpha =$  angle in radians ( $\alpha \leq \pi/2$ )

$$\alpha = \arccos \frac{a}{r} \quad b = \sqrt{r^2 - a^2} \quad A = 2r^2 \left( \alpha - \frac{ab}{r^2} \right)$$

$$I_x = \frac{r^4}{6} \left( 3\alpha - \frac{3ab}{r^2} - \frac{2ab^3}{r^4} \right) \quad I_y = \frac{r^4}{2} \left( \alpha - \frac{ab}{r^2} + \frac{2ab^3}{r^4} \right) \quad I_{xy} = 0$$

16



**Ellipse** (Origin of axes at centroid)

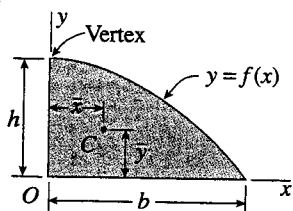
$$A = \pi ab \quad I_x = \frac{\pi ab^3}{4} \quad I_y = \frac{\pi ba^3}{4}$$

$$I_{xy} = 0 \quad I_P = \frac{\pi ab}{4} (b^2 + a^2)$$

$$\text{Circumference} \approx \pi [1.5(a + b) - \sqrt{ab}] \quad (a/3 \leq b \leq a)$$

$$\approx 4.17b^2/a + 4a \quad (0 \leq b \leq a/3)$$

17



**Parabolic semisegment** (Origin of axes at corner)

$$y = f(x) = h \left( 1 - \frac{x^2}{b^2} \right)$$

$$A = \frac{2bh}{3} \quad \bar{x} = \frac{3b}{8} \quad \bar{y} = \frac{2h}{5}$$

$$I_x = \frac{16bh^3}{105} \quad I_y = \frac{2hb^3}{15} \quad I_{xy} = \frac{b^2h^2}{12}$$

- CONTINUOUS BEAMS.

three moment equation

$$\frac{M_A L_A}{I_A} + 2M_B \left( \frac{L_A}{I_A} + \frac{L_B}{I_B} \right) + \frac{M_C L_B}{I_B} = -6 \frac{\bar{x}_A A_A}{I_A L_A} - 6 \frac{\bar{x}_B A_B}{I_B L_B}$$

- STRAIN ENERGY

$$U = \int \frac{M^2}{2EI} dx = \int \frac{EI}{2} \left( \frac{d^2 v}{dx^2} \right)^2 dx \quad \delta = \frac{2U}{P} \quad \theta = \frac{2U}{M_0}$$

CASTIGLIANO'S THEOREM  $\Rightarrow \delta_i = \frac{\partial U}{\partial P_i}$  MODIFIED  $\Rightarrow \delta_i = \int \left( \frac{M}{EI} \right) \left( \frac{\partial M}{\partial P_i} \right) dx$

UNIT LOAD METHOD  $\Rightarrow \delta_i = \int \frac{M_i M_0}{EI} dx$

- THIN WALL

$$f = zt \quad z = \frac{T}{2tA_m} \quad U = \frac{T^2 L}{8GA_m} \int_0^{L_m} \frac{ds}{t} = \frac{T^2 L}{2GJ} \quad J = \frac{4A_m^2}{\int_0^{L_m} \frac{ds}{t}} = \frac{4tA_m^2}{L_m} \quad \phi = \frac{TL}{GJ}$$

- THICK WALL

$$b_r = \frac{P_i b^2}{a^2 - b^2} \left( 1 - \frac{a^2}{r^2} \right) - \frac{P_o a^2}{a^2 - b^2} \left( 1 - \frac{b^2}{r^2} \right)$$

$$b_\theta = \frac{P_i b^2}{a^2 - b^2} \left( 1 + \frac{a^2}{r^2} \right) - \frac{P_o a^2}{a^2 - b^2} \left( 1 + \frac{b^2}{r^2} \right)$$

$$b_z = \frac{P_i b^2 - P_o a^2}{a^2 - b^2}$$

Compound cylinder

$$P_c \left( \frac{c^2}{c^2 - b^2} + \frac{a^2}{a^2 - c^2} \right) = P_i \frac{a^2 (c^2 - b^2)}{c^2 (a^2 - b^2)}$$

$$z_{max} = \frac{P_i a^2 c^2}{c^2 (a^2 - c^2) + a^2 (c^2 - b^2)}$$

$$\tilde{\sigma}_c = \sqrt{ab} \Rightarrow P_c = \frac{P_i (a-b)}{2(a+b)}$$

$$z_{max} = \frac{P_i a}{2(a-b)}$$

$$\Delta = |U_{co}| + |U_{ci}|$$

$$= \frac{P_i \sqrt{ab}}{E} = \frac{2c^3 P_c}{E} \frac{a^2 - b^2}{(a^2 - c^2)(c^2 - b^2)}$$

$$U_{co} = \frac{c}{E} \left[ \frac{P_c c^2}{a^2 - c^2} \left( 1 + \frac{a^2}{c^2} \right) - \nu (-P_c) \right]$$

$$U_{ci} = \frac{c}{E} \left[ -\frac{P_c c^2}{c^2 - b^2} \left( 1 + \frac{b^2}{c^2} \right) - \nu (-P_c) \right]$$

$$T = \frac{\Delta}{c\alpha} = \frac{P_i}{\alpha E}$$

- STRESS

Principal stresses

$$b^3 - I_1 b^2 - I_2 b - I_3 = 0 \Rightarrow$$

$$I_1 = b_{xx} + b_{yy} + b_{zz}$$

$$I_2 = b_{xx}^2 + b_{yy}^2 + b_{zz}^2 - b_{xx}b_{yy} - b_{xx}b_{zz} - b_{yy}b_{zz}$$

Direction:

$$l(b_{xx} - b) + m b_{xy} + n b_{xz} = 0$$

$$l b_{xy} + m(b_{yy} - b) + n b_{yz} = 0$$

$$l b_{xz} + m b_{yz} + n(b_{zz} - b) = 0$$

$$I_3 = \begin{vmatrix} b_{xx} & b_{xy} & b_{xz} \\ b_{yx} & b_{yy} & b_{yz} \\ b_{zx} & b_{zy} & b_{zz} \end{vmatrix}$$

Octahedral stress

$$b_{oct} = \frac{1}{3} (b_1 + b_2 + b_3) = \frac{1}{3} I_1$$

$$9 \tau_{oct}^2 = (b_1 - b_2)^2 + (b_1 - b_3)^2 + (b_2 - b_3)^2 = 2I_1^2 + 6I_2^2$$