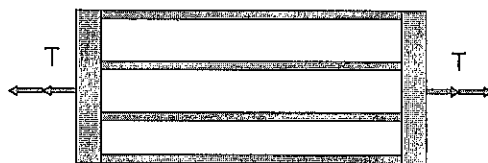


## P1 - Mecânica dos Sólidos I - 2006.1

**1ª Questão** Considere a barra dividida em duas regiões de mesmo tamanho ( $\frac{L}{2}$ ) e bi-engastada apresentada de forma esquemática na figura abaixo. Pede-se calcular o estado de tensões e deformações ao longo da barra, em cada uma das situações descritas abaixo, quando esta é submetida a um aumento de temperatura  $\Delta t$ , conhecidos os módulos de elasticidade de cada região  $E_1$  e  $E_2$  bem como os coeficientes de dilatação  $\alpha_1$  e  $\alpha_2$ . (a)  $E_1 = E_2 = E$  e  $\alpha_1 = \alpha_2 = \alpha$ ; (b)  $E_1 = E_2 = E$  e  $\alpha_1 = 2\alpha_2 = \alpha$ ; (c)  $E_1 = 2E_2 = E$  e  $\alpha_1 = \alpha_2 = \alpha$ ;



**2ª Questão :** Dois tubos de mesmo material e de comprimento  $L$ , espessura  $t$  e raios de  $2a$  e  $3a$  ( $t \ll a$ ) são conectados através de dois discos rígidos (detalhes na figura abaixo). Esta conexão é de tal forma que os eixos dos tubos cilíndricos coincidem, pede-se então: (a) Calcular o momento torçor máximo  $T_{elas}$  de forma que não haja plastificação em nenhum ponto do sistema, considerando que o limite elástico em cisalhamento é dado por  $\tau_Y$ ; (b) Encontrar o ângulo de rotação nas extremidades quando o momento torçor ultrapassar ligeiramente esse limite, atingindo  $T = \frac{15}{14}T_{elas}$ ; (c) neste caso calcule as tensões residuais após o descarregamento ( $T = 0$ ). (obs.: tendo em vista que a espessura  $t$  é muito pequena, considera-se que a tensão em cada um dos tubos é constante no sentido radial).



①

# GABARITO P. 2

Mec-Sól I - 2006. 2

## 1ª QUESTÃO (3.0 PONTOS)

PARA TODAS AS SITUAÇÕES

EQUILÍBRIO:  $\sigma_1 = \sigma_2$

(a)  $\boxed{\epsilon_1 = \epsilon_2 = 0}$  (COMPATIBILIDADE GEOM. + SIMETRIA)

$\hookrightarrow \boxed{\sigma_1 = \sigma_2 = -\alpha E \Delta T}$  (COMPRESSÃO) (1.0)

(b)  $\epsilon_1 = -\epsilon_2$  (CONT. GEOM.)

EQ.  $\rightarrow \frac{\sigma_1}{E} + \alpha \Delta T = -\frac{\sigma_1}{E} - \frac{\alpha}{2} \Delta T$

$\boxed{\sigma_2 = \sigma_1 = -\frac{3}{4} \alpha E \Delta T; \epsilon_1 = \frac{\alpha}{4} \Delta T; \epsilon_2 = -\frac{\alpha}{4} \Delta T}$  (1.0)

(c)  $\epsilon_1 = -\epsilon_2$

EQ.  $\rightarrow \frac{\sigma_1}{E} + \alpha \Delta T = -\overset{\frac{2}{3} \alpha \Delta T}{\sigma_1} - \alpha \Delta T$   
(2.0)

$\boxed{\sigma_2 = \sigma_1 = -\frac{2}{3} \alpha E \Delta T; \epsilon_1 = +\frac{\alpha}{3} \Delta T; \epsilon_2 = -\frac{\alpha}{3} \Delta T}$  (1.0)

2ª QUESTÃO (7.0 PONTOS)

$$I_P = 2\pi t [(2a)^3 + (3a)^3] = 70\pi t a^3$$

(a) TENSÃO MÁXIMA NO TUBO EXTERNO ( $\sigma_2$ )

INÍCIO DA PLASTIFICAÇÃO:  $\sigma_2 = \sigma_y$

Logo:  $T_{ELAS} = \frac{\sigma_y I_P}{3a}$

$$T_{ELAS} = \frac{70}{3} \pi t a^2 \sigma_y$$

3.0  
(~~2.0~~)

(b) EQUILÍBRIO:

$$T = 2\pi t (2a)^2 \sigma_1 + 2\pi t (3a)^2 \sigma_y$$

SENDO

$$\sigma_1 = 2a G \frac{\Delta \phi}{L}$$

Logo

$$\frac{15}{14} \frac{70}{3} \pi t a^2 \sigma_y = 2\pi t a^2 \left( 8a G \frac{\Delta \phi}{L} + 9 \sigma_y \right)$$

$$\Delta \phi^* = \frac{7}{14} \frac{L}{a} \frac{\sigma_y}{G}$$

2.0  
(~~1.0~~)

(c) DESCARREGAMENTO.

$$T = 2\pi t (2a)^2 \tau_1 + 2\pi t (3a)^2 \tau_2$$

ONDE  $\tau_1 = 2a G \left( \frac{\Delta\phi}{L} \right)$  e  $\tau_2 = 3a G \left( \frac{\Delta\phi}{L} - \underbrace{\frac{\Delta\phi^*}{L} + \frac{\tau_y}{G}}_{\left( \frac{\Delta\phi}{L} \right)_{\text{RESIDUAL}}} \right)$

TENSOES RESIDUAIS:  $T = 0$

$$4\tau_1 + 9\tau_2 = 0$$

$$8 \left( \frac{\Delta\phi}{L} \right)_{\text{FINAL}} + 27 \left( \frac{\Delta\phi}{L} \right)_{\text{FINAL}} = -27 \left( \frac{\Delta\phi^*}{L} + \frac{\tau_y}{G} \right)$$

$$\left( \frac{\Delta\phi}{L} \right)_{\text{FINAL}} = -\frac{27}{35} \left( \frac{\tau_y}{G} - \frac{\Delta\phi^*}{L} \right)$$

LOGO:

$$\begin{cases} \tau_1 = -\frac{54}{35} a G \left( \frac{\Delta\phi}{L} \right)_{\text{FINAL}} \\ \tau_2 = \frac{24}{35} a G \left( \frac{\Delta\phi}{L} \right)_{\text{FINAL}} \end{cases}$$

(2.0)