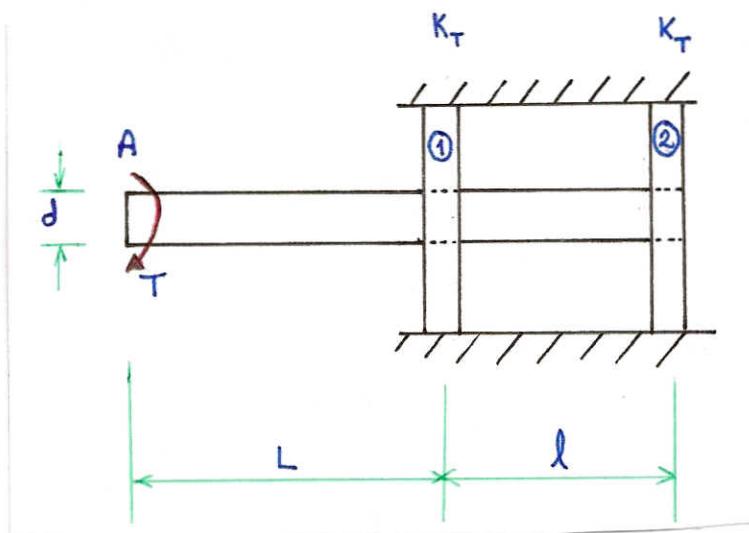


Control 2. Resistencia de Materiales ME3202-1 46A-1.

06/05/2009

Profesor: R. Bustamante

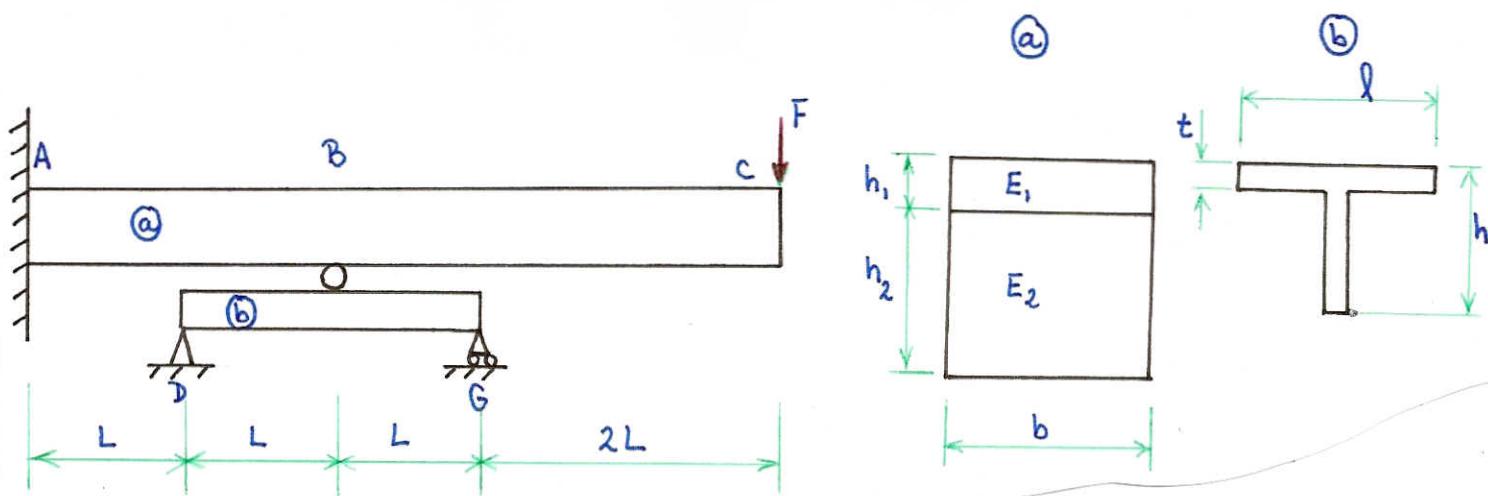
- 1) Un Torque T se aplica al eje de diámetro d de la figura en el punto A . El eje esta fijo a los bujes (1) y (2). Los bujes a su vez están fijos a un agujero rígido e inmóvil. Cada buje tiene una constante de resorte K_T , de manera tal que el torque de reacción generado por cada buje es igual a K_T multiplicado por el ángulo de torsión en el punto (en radianes). Calcule el ángulo de torsión total en el punto A . (20 puntos)



- 2) La viga ABC está compuesta de dos materiales distintos con módulos de elasticidad E_1 , E_2 , y cuya sección transversal se muestra en el lado derecho de la figura (sección (a)). Esta viga esta empotrada en su extremo izquierdo, sometida a una fuerza puntual F en el extremo derecho, y en contacto a través de un rodillo en el punto B con otra viga DG . La sección de la viga DG es mostrada en (b). Esta viga está hecha de un solo material.
- Determine los ejes neutros para las vigas ABC y DG . (10 puntos)
 - Determine I_{z1} , I_{z2} para la viga (a) e I_z para la viga (b). (5 puntos)
 - Determine las fuerzas y torques de reacción que se producen en la pared A y en el punto B . (25 puntos)

Datos:

Viga ABC	$E_1 = 200 \text{ GPa}$, $E_2 = 70 \text{ GPa}$, $b = 8 \text{ cm}$, $h_1 = 4 \text{ cm}$, $h_2 = 10 \text{ cm}$, $L = 1 \text{ m}$,
	$F = 1000 \text{ N}$
Viga DG	$E = 190 \text{ GPa}$, $l = 12 \text{ cm}$, $h = 10 \text{ cm}$, $t = 1 \text{ cm}$



Formulario

$$\text{Torsión } T = \frac{\theta G J}{L} \quad \text{Sección circular } J = \frac{\pi D^4}{32} \quad \tau = \frac{Tr}{J}$$

$$\text{Sección rectangular } J = k_2 ab^3 \quad \tau = \frac{T}{k_1 ab^2} \quad b \leq a$$

a/b	1	1.5	2	4	10	∞
k_1	0.208	0.231	0.246	0.282	0.312	1/3
k_2	0.141	0.196	0.281	0.281	0.312	1/3

Flexión

$$\text{Método área de momento } \Delta_{AB} = \int_A^B x' \frac{M}{EI} dx$$

$$\text{Esfuerzo } \sigma_x = -\frac{M(x)}{I_z} y$$

Momento inercia de área y eje neutro

Caso general

$$\text{Eje neutro } \int_A y dA = 0 \quad \text{momento inercia } I_z = \int_A y^2 dA$$

$$\text{Sección rectangular } I_z = \frac{ab^3}{12}$$

a : base b : altura

$$\text{Eje paralelo al neutro } I_z = \hat{I}_z + \text{distancia}^2 \text{Area}$$

Viga de dos materiales

$$\text{Eje neutro } E_1 \int_{A_1} y dA + E_2 \int_{A_2} y dA = 0$$

Ecuación de la elástica

\hat{y} : Deflexión vertical de la viga

$$\frac{d^4 \hat{y}}{dx^2} = -\frac{w(x)}{EI} \quad \frac{d^3 \hat{y}}{dx^3} = -\frac{V(x)}{EI} \quad \frac{d^2 \hat{y}}{dx^2} = \frac{M(x)}{EI} \quad \frac{d\hat{y}}{dx} \approx \theta(x)$$

$$\int \delta(x-a) dx = r(x-a)$$

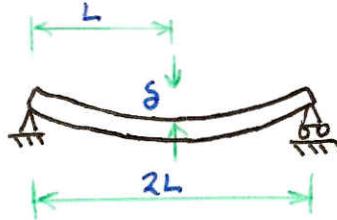
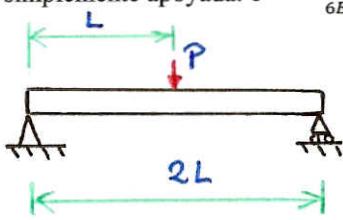
$$\int r(x-a) dx = (x-a)r(x-a)$$

$$\int (x-a)r(x-a) dx = \frac{1}{2}(x-a)^2 r(x-a)$$

$$\int \frac{1}{2}(x-a)^2 r(x-a) dx = \frac{1}{6}(x-a)^3 r(x-a)$$

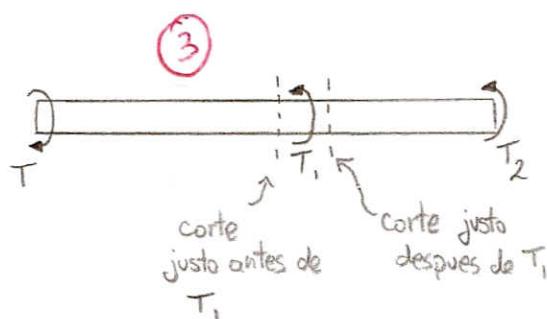
Para viga de dos materiales, reemplazar EI por $E_1 I_1 + E_2 I_2$ en las expresiones anteriores para el cálculo de la deflexión, donde I_1 e I_2 son los momentos de inercia de A_1 y A_2 respecto al eje neutro común de la viga compuesta

- Dato: desplazamiento vertical en el punto de aplicación de una fuerza puntual para viga simplemente apoyada: $\delta = -\frac{PL^3}{6EI_z}$



①

Diagrama cuerpo libre eje



$$T_1 + T_2 = T \quad (1)$$

En el buje ①

$$T_1 = K_T \theta_1 \quad (1)$$

buje ②

$$T_2 = K_T \theta_2 \quad (1)$$

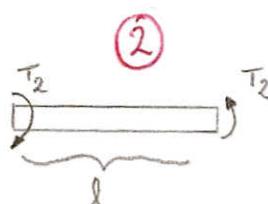
ángulo torsión ①

①

①

ángulo torsión ②

Tramo 1 a 2



$$T_2 = G \frac{\Delta\theta_{12}}{l} J \quad (1)$$

$$J = \frac{\pi d^4}{32}$$

$\Delta\theta_{12}$: cambio de ángulo de 1 a 2

$$\Rightarrow \Delta\theta_{12} = \frac{T_2 l}{J G}$$

$$(2) \quad \text{Luego } \theta_1 = \theta_2 + \Delta\theta_{12} \quad \text{pero} \quad \theta_1 = \frac{T_1}{K_T} \quad \text{y} \quad \theta_2 = \frac{T_2}{K_T}$$

$$\text{de } T_1 + T_2 = T \text{ tenemos } T_1 = T - T_2$$

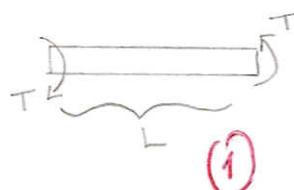
$$\Rightarrow \frac{(T - T_2)}{K_T} = \frac{T_2}{K_T} + \frac{T_2 l}{J G} \quad (2)$$

$$\Rightarrow T = 2T_2 + T_2 \frac{l K_T}{J G}$$

$$\Rightarrow T_2 = \frac{T}{\left(2 + \frac{l K_T}{J G}\right)} \quad (1)$$

$$\Rightarrow \theta_1 = T_2 \left(\frac{1}{K_T} + \frac{l}{J G} \right) = T \frac{\left(2 + \frac{l K_T}{J G}\right)}{\left(\frac{1}{K_T} + \frac{l}{J G}\right)} \quad (2)$$

tramo 1 a A



$$\Delta\theta_{1A} = \frac{T L}{J G} \quad (1)$$

cambio de ángulo de 1 a A

$$\text{Luego } \theta_4 = \theta_1 + \Delta\theta_{IA} = T \left[\frac{L}{JG} + \frac{\left(\frac{2 + lK_T}{JG} \right)}{\left(\frac{1}{K_T} + \frac{l}{JG} \right)} \right] \quad (2)$$

↑
ángulo total en A

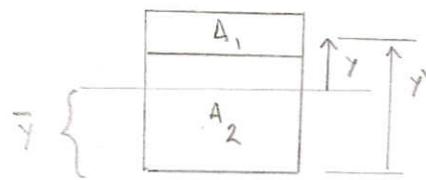
$$\text{dónde } J = \frac{\pi d^4}{32}$$

(2)

a) Cálculo de eje neutro

3

Viga ②

 \bar{y} : eje neutro

$$E_1 \int_{A_1} y dA + E_2 \int_{A_2} y dA = 0 \quad (2)$$

calculando respecto a $y' = \bar{y} + y$

$$\begin{aligned} E_1 \int_{A_1} y' dA + E_2 \int_{A_2} y' dA &= E_1 \int_{A_1} (\bar{y} + y) dA + E_2 \int_{A_2} (\bar{y} + y) dA \\ &= E_1 \int_{A_1} \bar{y} dA + E_2 \int_{A_2} \bar{y} dA + E_1 \int_{A_1} y dA + E_2 \int_{A_2} y dA \\ &= E_1 \bar{y} A_1 + E_2 \bar{y} A_2 \end{aligned}$$

$= 0$ por definición

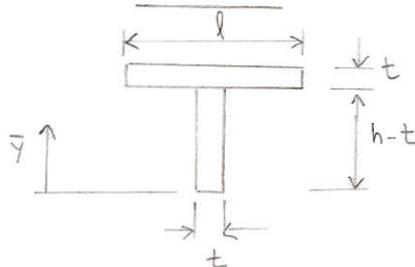
Luego $\bar{y} = \frac{E_1 \int_{A_1} y' dA + E_2 \int_{A_2} y' dA}{E_1 A_1 + E_2 A_2}$ (2)

en nuestro caso

$$\begin{aligned} \int_{A_1} y' dA &= \int_{h_2}^{h_2+h_1} y' b dy' \\ &= \frac{b}{2} [(h_2+h_1)^2 - h_2^2] \\ &= 384 \text{ cm}^3 \\ \int_{A_2} y' dA &= \int_0^{h_2} y' b dy' = \frac{b}{2} h_2^2 \\ &= 400 \text{ cm}^3 \end{aligned}$$

(3) Luego $\bar{y} = \frac{200 \text{ GPa} \cdot 384 \text{ cm}^3 + 70 \text{ GPa} \cdot 400 \text{ cm}^3}{200 \text{ GPa} \cdot 32 \text{ cm}^2 + 70 \text{ GPa} \cdot 80 \text{ cm}^2} = 8,733 \text{ cm}$

viga ③



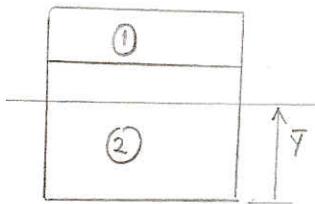
$$\begin{aligned} \bar{y} &= \frac{(h-t/2) + l + \frac{(h-t)}{2} + (h-t)}{tl + (h-t)t} \\ &= \frac{(10-0,5)12 + \frac{(10-1)}{2} (10-1)}{12 + (10-1)} \text{ cm} = 7,357 \text{ cm} \end{aligned}$$

(3)

b) Cálculo de I

4

Viga ②



Cálculado respecto a eje y-bar

$$I_1 = \bar{I}_1 + s_1^2 A_1$$

↑ respecto a y-bar ↑ respecto a su propio eje

$$\bar{I}_1 = \frac{b h_1^3}{12} \quad s_1 = h_2 + \frac{h_1}{2} - \bar{y} \quad A_1 = b h_1$$

$$\Rightarrow I_1 = \frac{b h_1^3}{12} + \left(h_2 + \frac{h_1}{2} - \bar{y} \right)^2 b h_1$$

$$\begin{aligned} ① &= \frac{8 \cdot 4^3}{12} + \left(10 + \frac{4}{2} - 8,733 \right)^2 8 \cdot 4 = 384,2119 \text{ cm}^4 \\ &= 3,842119 \cdot 10^{-6} \text{ m}^4 \end{aligned}$$

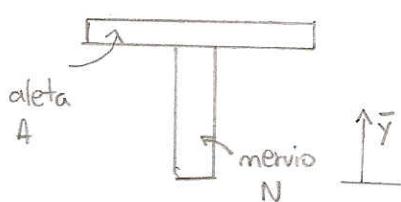
$$I_2 = \bar{I}_2 + s_2^2 A_2$$

$$\bar{I}_2 = \frac{b h_2^3}{12} \quad s_2 = \bar{y} - \frac{h_2}{2} \quad A_2 = b h_2$$

$$② \Rightarrow I_2 = \frac{b h_2^3}{12} + (\bar{y} - \frac{h_2}{2})^2 b h_2$$

$$\begin{aligned} &= \frac{8 \cdot 10^3}{12} + (8,733 - 5)^2 \cdot 8 \cdot 10 = 1781,4898 \text{ cm}^4 \\ &= 1,7814898 \cdot 10^{-5} \text{ m}^4 \end{aligned}$$

Viga ③



$$① I_T = I_A + I_N \quad \leftarrow \text{respecto a y-bar}$$

↑ aleta ↑ nervio

$$I_A = \frac{l t^3}{12} + \left(h - \frac{t}{2} - \bar{y} \right)^2 l t$$

respecto a su propio eje

$$I_N = \frac{t (h-t)^3}{12} + \left[\bar{y} - \left(\frac{h-t}{2} \right) \right]^2 t (h-t)$$

$$\Rightarrow I_T = \frac{l t^3}{12} + \left(h - \frac{t}{2} - \bar{y} \right)^2 l t + t \frac{(h-t)^3}{12} + \left[\bar{y} - \left(\frac{h-t}{2} \right) \right]^2 t (h-t)$$

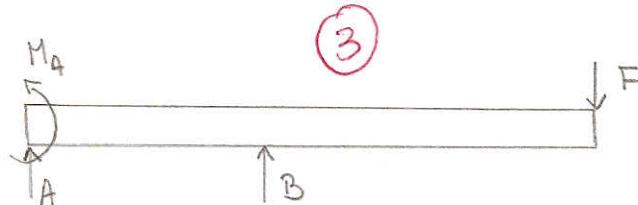
$$② = \frac{12 \cdot 1}{12} + (10 - 0,5 - 7,357)^2 \cdot 12 \cdot 1 + 1 \cdot \frac{(10-1)^3}{12} + \left[7,357 - \left(\frac{10-1}{2} \right) \right]^2 \cdot 1 \cdot (10-1)$$

$$= 190,3214 \text{ cm}^4$$

$$= 1,903214 \cdot 10^{-6} \text{ m}^4$$

c) Cálculo de reacciones en A, B

DCL Viga AC



$$\textcircled{1} \quad \sum F_y = 0 \Rightarrow A + B = F$$

$$\textcircled{1} \quad \sum M_A = 0 \Rightarrow M_A + B \cdot 2L - F \cdot 5L = 0 \quad \left. \begin{array}{l} \text{2 ecuaciones} \\ \text{3 incógnitas } A, B, M_A \end{array} \right\}$$

Deflexión viga @



resolver $\frac{d^4 y}{dx^4} = \frac{B}{E_1 I_1 + E_2 I_2} \delta(x - 2L)$ $\textcircled{1}$ sea $I = E_1 I_1 + E_2 I_2$ $\textcircled{1}$

$$= 2015466,66 \frac{\text{Pa m}^4}{\text{N m}^2}$$

$$\Rightarrow \frac{d^3 y}{dx^3} = \frac{B}{I} r(x-2L) + \alpha_3$$

$$\Rightarrow \frac{d^2 y}{dx^2} = \frac{B}{I} (x-2L) r(x-2L) + \alpha_3 x + \alpha_2$$

$$\Rightarrow \frac{dy}{dx} = \frac{B}{2I} (x-2L)^2 r(x-2L) + \alpha_3 \frac{x^2}{2} + \alpha_2 x + \alpha_1$$

$$\Rightarrow \hat{y} = \frac{B}{6I} (x-2L)^3 r(x-2L) + \alpha_3 \frac{x^3}{6} + \alpha_2 \frac{x^2}{2} + \alpha_1 x + \alpha_0 \quad \textcircled{1}$$

Condiciones de borde

lado izquierdo: $\hat{y}(0) = 0 \Rightarrow \alpha_0 = 0$ $\textcircled{2}$

impuesto $\Rightarrow \frac{d\hat{y}}{dx}(0) = 0 \Rightarrow \alpha_1 = 0$ $\textcircled{2}$

lado derecho: $M(5L) = 0 \Rightarrow \frac{d^2 \hat{y}}{dx^2}(5L) = 0 \Rightarrow \frac{B}{I} 3L + \alpha_3 5L + \alpha_2 = 0$

$$\Rightarrow \alpha_2 = -\frac{3LB}{I} - 5L \alpha_3 \quad \textcircled{2}$$

Corte



$$\Rightarrow V(5L) = -F$$

$$\text{pero } V(x) = -I \frac{d^3 y}{dx^3}$$

$$\Rightarrow \frac{d^2 y}{dx^3}(5L) = \frac{F}{I}$$

$$\Rightarrow \frac{B}{L} + \alpha_3 = \frac{F}{L} \Rightarrow \alpha_3 = \frac{1}{L} (F - B) \quad (1)$$

$$\Rightarrow \alpha_2 = -\frac{3LB}{L} - \frac{5L}{L} (F - B)$$

$$= \frac{2LB}{L} - \frac{5LF}{L} \quad (1)$$

$$\Rightarrow \text{deflexión} \quad \hat{y}(x) = \frac{B}{6L} (x - 2L)^3 r(x - 2L) + \frac{1}{6L} (F - B) x^3 + \frac{1}{2} \left(\frac{2LB}{L} - \frac{5LF}{L} \right) x^2$$

deflexión viga ① en punto B

$$\hat{y}(2L) = \frac{1}{6L} (F - B) (2L)^3 + \frac{1}{2} \left(\frac{2LB}{L} - \frac{5LF}{L} \right) (2L)^2 \quad (1)$$

deflexión viga ② en punto B

$$\hat{y}(L) = -\frac{BL^3}{6EI_T} \quad (1)$$

la deflexión en B es igual para ambas vigas (contacto en B) (2)

$$\Rightarrow -\frac{BL^3}{6EI_T} = \frac{1}{6L} (F - B) 8L^3 + \frac{1}{2} \left(\frac{2LB}{L} - \frac{5LF}{L} \right) 4L^2$$

$$\Rightarrow B \left(\frac{L^3}{6EI_T} - \frac{8L^3}{6L} + \frac{4L^3}{L} \right) = \left(\frac{-8L^3}{6L} + \frac{20L^3}{2L} \right) F \Rightarrow B = \frac{\frac{1}{L} \left(\frac{-4}{3} + 10 \right) F}{\frac{1}{6EI_T} + \left(4 - \frac{4}{3} \right) \frac{1}{L}} \quad (2)$$

$$\Rightarrow B = \frac{\frac{1}{2015466,66} \left(\frac{-4}{3} + 10 \right) 1000}{\frac{1}{6 \cdot 190 \cdot 10^9 \cdot 1,903214 \cdot 10^6} + \left(4 - \frac{4}{3} \right) \frac{1}{2015466,66}} N = 2410,355 N \quad (1)$$

$$\text{luego de } A + B = F \Rightarrow A = -2410,355 N \quad (1)$$

$$M_A = 5LF - 2LB = 179,29 \text{ Nm} \quad (1)$$