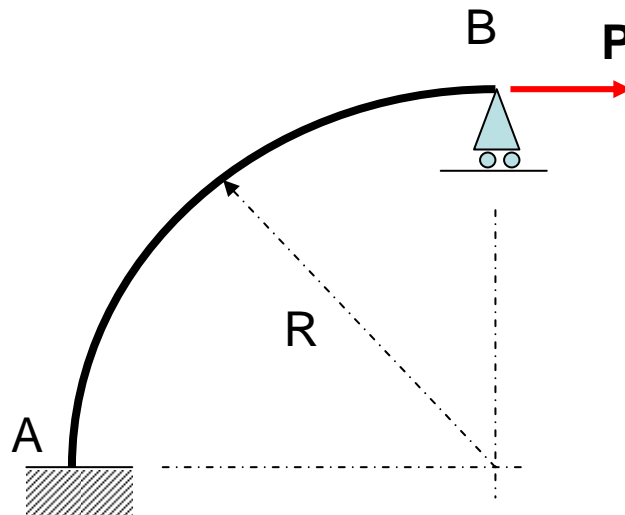


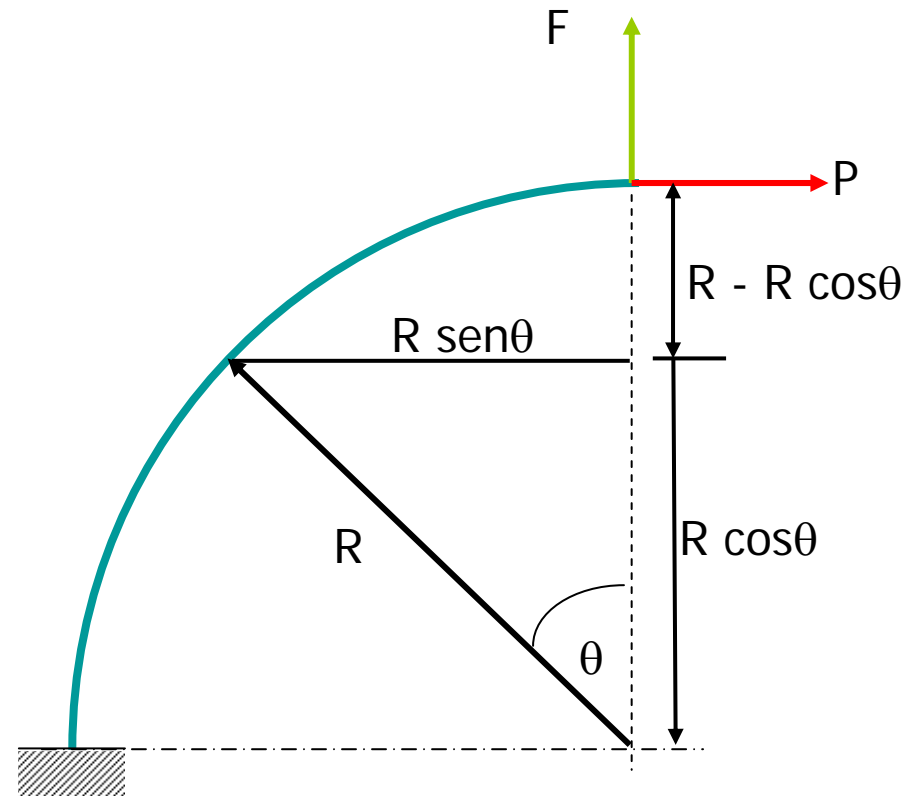
Sea una barra curva, que corresponde a un cuadrante circular de radio $R=150$ mm, y que posee una sección circular de 8 mm de diámetro. Su sección A se encuentra empotrada mientras que su sección B sólo puede desplazarse horizontalmente. Sobre la estructura actúa una fuerza P de 200 N tal como se indica en la figura y que se aplica gradualmente desde un valor nulo hasta su valor final de 200N. Determinar:

- La reacción en B
- El desplazamiento horizontal que experimenta B
- Máxima tensión de flexión que aparece en la pieza

NOTA: Módulo de elasticidad del material: 200 GPa



Sustituimos el apoyo en B por la reacción vertical F y obtenemos el momento flector en una sección genérica definida por el ángulo θ



$$M(\theta) = P (R - R \cos \theta) - F R \sin \theta$$

La condición a imponer, para calcular F es que el desplazamiento vertical de B es nulo:

$$\frac{1}{EI} \int_0^{\pi/2} M \frac{\delta M}{\delta F} R d\theta = 0$$

$$M(\theta) = P (R - R \cos \theta) - F R \operatorname{sen} \theta \quad \frac{\delta M}{\delta F} = -R \operatorname{sen} \theta$$

$$\frac{1}{EI} \int_0^{\pi/2} [PR(1 - \cos \theta) - FR \operatorname{sen} \theta] (-R \operatorname{sen} \theta) R d\theta = 0$$

$$\frac{1}{EI} \int_0^{\pi/2} [-PR^3 \operatorname{sen} \theta + PR^3 \operatorname{sen} \theta \operatorname{Cos} \theta + FR^3 \operatorname{sen}^2 \theta] d\theta = 0$$

$$\frac{R^3}{EI} \int_0^{\pi/2} [P(-\operatorname{sen} \theta + \operatorname{sen} \theta \operatorname{Cos} \theta) + F(\operatorname{sen}^2 \theta)] d\theta = 0$$

$$\frac{R^3}{EI} \left[P \left(\cos \theta - \frac{\cos 2\theta}{4} \right) + F \left(\frac{\theta}{2} - \frac{\sin 2\theta}{4} \right) \right]_{\theta=0}^{\pi/2}$$

$$\frac{R^3}{EI} \left\{ \left[P \left(\cos \frac{\pi}{2} - \frac{\cos \pi}{4} \right) + F \left(\frac{\pi}{4} - \frac{\sin \pi}{4} \right) \right] - \right.$$

$$\left. \left[P \left(\cos 0 - \frac{\cos 0}{4} \right) + F \left(\frac{0}{2} - \frac{\sin 0}{4} \right) \right] \right\} = 0$$

$$\frac{R^3}{EI} \left\{ \left[P \left(0 + \frac{1}{4} \right) + F \left(\frac{\pi}{4} - \frac{0}{4} \right) \right] - \left[P \left(1 - \frac{1}{4} \right) + F \left(\frac{0}{2} - \frac{0}{4} \right) \right] \right\} = 0$$

$$\frac{R^3}{EI} \left\{ \left[\frac{1}{4} P + \frac{\pi}{4} F \right] - \left[\frac{3}{4} P + 0 \right] \right\} = 0$$

$$\frac{R^3}{EI} \left[-\frac{1}{2} P + \frac{\pi}{4} F \right] = 0$$

$$R^3/EI \neq 0$$

$$\therefore \left[-\frac{1}{2} P + \frac{\pi}{4} F \right] = 0 \quad \frac{\pi}{4} F = \frac{P}{2}$$

$$F = \frac{P}{2} \times \frac{4}{\pi}$$

$$F = \frac{2P}{\pi}$$

Desplazamiento horizontal de B:

$$\vec{u}_B = \frac{1}{EI} \int_0^{\pi/2} M \frac{\delta M}{\delta P} R d\theta$$

$$\frac{\partial M}{\partial P} = R - R \cos\theta$$

$$\vec{u}_B = \frac{1}{EI} \int_0^{\pi/2} [PR(1 - \cos\theta) - FR \sin\theta] (R - R \cos\theta) R d\theta$$

$$\vec{u}_B = \frac{R^3}{EI} \int_0^{\pi/2} [P - 2P \cos\theta + P \cos^2\theta - F \sin\theta + F \sin\theta \cos\theta] d\theta$$

$$\vec{u}_B = \frac{R^3}{EI} \left[P\theta - 2P \sin\theta + P \left(\frac{\theta}{2} + \frac{\sin 2\theta}{4} \right) + F \cos\theta - F \frac{\cos 2\theta}{4} \right]_0^{\pi/2}$$

$$\bar{u}_B = \frac{R^3}{EI} \left[P \left(\frac{\pi}{2} - 2 + \frac{\pi}{4} + 0 \right) + F \left(0 + \frac{1}{4} \right) - \left\{ P(0 - 0 + 0 + 0) + F \left(1 - \frac{1}{4} \right) \right\} \right]$$

$$\bar{u}_B = \frac{R^3}{EI} \left[P \left(\frac{3\pi}{4} - 2 \right) + \frac{1}{4} F - \frac{3}{4} F \right]$$

Pero: $F = 2P/\pi$

$$\therefore \bar{u}_B = \frac{R^3}{EI} \left[P \left(\frac{3\pi}{4} - 2 \right) + \frac{1}{4} \times \frac{2P}{\pi} - \frac{3}{4} \times \frac{2P}{\pi} \right]$$

$$\bar{u}_B = \frac{PR^3}{EI} \left[\frac{3\pi}{4} - 2 - \frac{1}{\pi} \right]$$

$$\begin{aligned} \bar{u}_B &= \frac{200 \times 0,15^3}{200 \times 10^9 \times 0,201 \times 10^{-9}} \left[\frac{3\pi}{4} - 2 - \frac{1}{\pi} \right] = \\ &= 0,0084 \times 0,0379 = 0,1592 \times 10^{-3} \text{ m} = \underline{\underline{0,1592 \text{ mm}}} \end{aligned}$$

La máxima tensión de flexión se determina a partir del máximo momento flector que se produzca:

$$\sigma_{\max} = \frac{M_{\max} y_{\max}}{I}$$

Para determinar el máximo momento flector 'M':

$$M_{AB} = PR (1 - \cos \theta) - F R \sin \theta$$

Cuando $\theta = 0$

$$M_0 = PR (1 - \cos 0) - F R \sin 0 = \underline{0}$$

Cuando $\theta = \pi/2$

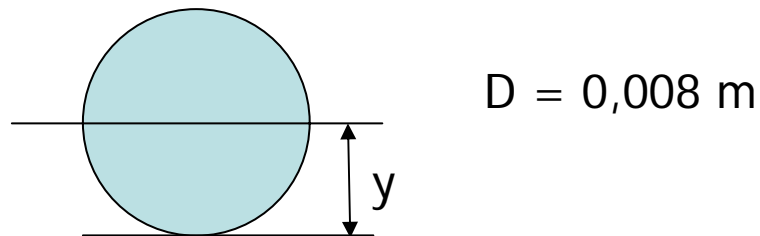
$$\begin{aligned} M_{\pi/2} &= PR (1 - \cos \pi/2) - F R \sin \pi/2 \\ &= PR (1 - 0) - F R = PR - FR \end{aligned}$$

$$M_{\pi/2} = PR - (2P/\pi)R = \underline{10,9 \text{ Nm}}$$

Para determinar 'I':

$$I = \pi \times 0,004^4/4 = 0,20106 \times 10^{-9} \text{ m}^4$$

Para determinar ' y_{\max} '.



$$y = D/2 = 0,008/2 = 0,004 \text{ m}$$

$$\therefore \sigma_{\max} = \frac{M_{\max} y_{\max}}{I} = \frac{10,9 \times 0,004}{0,20106 \times 10^{-9}}$$

$$\sigma_{\max} = \underline{\underline{216,85 \text{ MPa}}}$$

TABLA DE INTEGRALES

$$\int \operatorname{sen} a \theta = -\frac{\cos a \theta}{a}$$

$$\int \cos a \theta = \frac{\operatorname{sen} a \theta}{a}$$

$$\int \operatorname{sen}^2 \theta = \frac{\theta}{2} - \frac{\operatorname{sen} 2\theta}{4}$$

$$\int \cos^2 \theta = \frac{\theta}{2} + \frac{\operatorname{sen} 2\theta}{4}$$

$$\int \operatorname{sen} \theta \cos \theta = \frac{\operatorname{sen} 2\theta}{4}$$