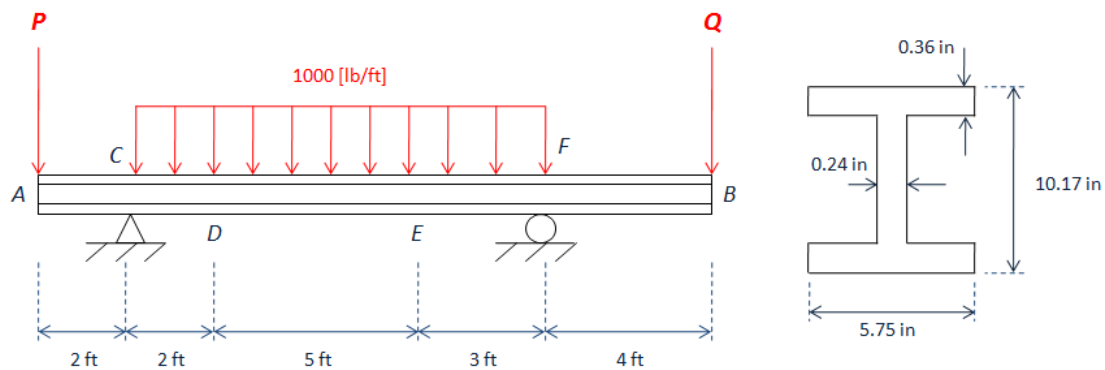




Examen: ME3202 - Resistencia de Materiales

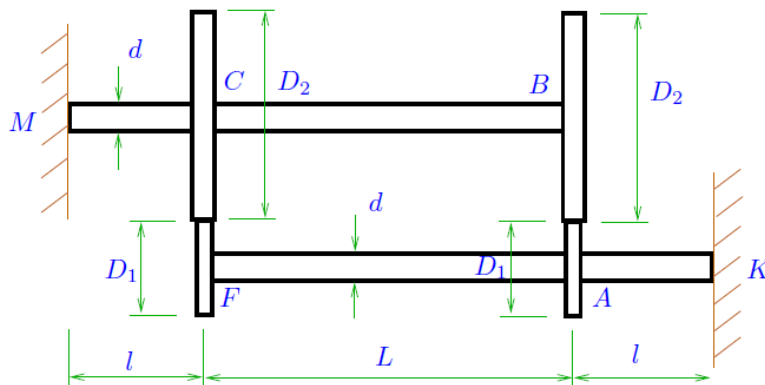
P1) (20 puntos) La viga AB soporta una carga uniforme distribuida de magnitud igual a 1000 lb/ft , además de dos cargas puntuales P y Q . Se ha determinado experimentalmente que el esfuerzo normal debido a la flexión en el fondo del borde inferior del flange de perfil $W 10 \times 22$ es 2.07 [ksi] en el punto D y 0.776 [ksi] en E .

- Dibuje los diagramas de la fuerza de corte interna (V) y el momento de flexión interno (M).
- Determine el esfuerzo normal máximo debido a la flexión en la viga.



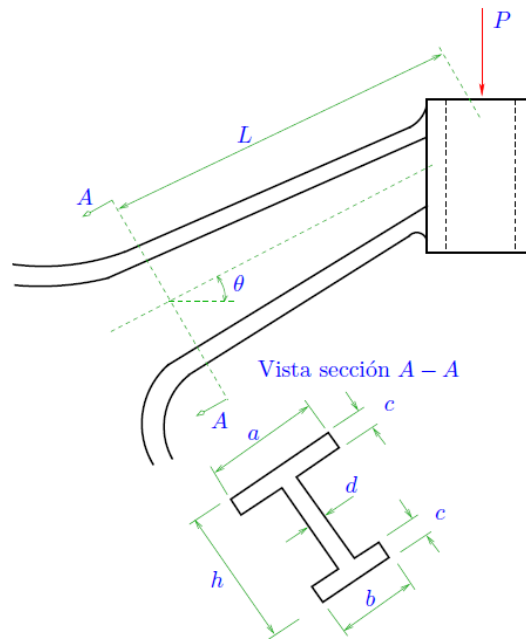
P2) (35 puntos) En la figura tenemos una vista lateral de dos ejes MCB y FAK que están conectados por medio de engranajes C , B , F y A , y que se encuentran empotrados en M y K , respectivamente. El sistema se ensambla de la siguiente forma: Primero se colocan los engranajes A , B , C , y luego en relación al engranaje F , antes de colocarlo se da una torsión de θ grados. Después se ensambla, y se deja al sistema en equilibrio.

Determine el máximo esfuerzo de corte en los ejes MCB y FAK . Los dos ejes están hechos del mismo material, con módulo de corte G y diámetro d .



Datos: $L = 1 \text{ m}$; $l = 30 \text{ cm}$; $d = 5 \text{ cm}$; $D_1 = 15 \text{ cm}$; $D_2 = 40 \text{ cm}$; $\theta = 30^\circ$; $G = 90 \text{ GPa}$.

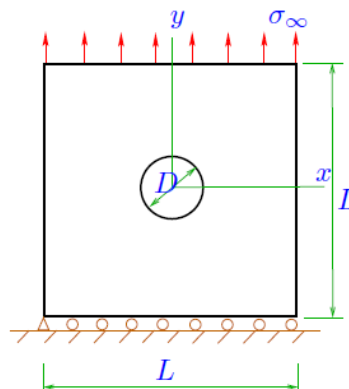
P3) (15 puntos) En la figura tenemos una vista parcial de un soporte, el cual está bajo el efecto de una fuerza P . En la parte inferior derecha tenemos una vista de la sección del soporte en la zona de corte imaginario A - A. Para dicha sección A - A ubicada a una distancia L . Determine la distribución del esfuerzo de corte por carga interna de corte.



Datos: $L = 20 \text{ cm}$; $\theta = 30^\circ$; $P = 10^4 \text{ N}$; $a = 4 \text{ cm}$; $b = 2 \text{ cm}$; $c = 1 \text{ cm}$; $d = 0.8 \text{ cm}$; $h = 8 \text{ cm}$.

P4) Responda las siguientes preguntas:

- (9 puntos) Para el estado de esfuerzos siguiente, $\tau_{xy} = 100 \text{ [MPa]}$, $\sigma_x = 0$, $\sigma_y = -150 \text{ [MPa]}$. Dibuje el círculo de Mohr y evalúe la integridad a través de los tres criterios de falla, si el esfuerzo de fluencia es 160 [MPa] .
- (8 puntos) Indique las condiciones de borde para el problema de valor frontera en elasticidad lineal, para la placa 2D con un agujero central y bajo una carga de tracción uniforme σ_∞ mostrado en la siguiente figura.



- (9 puntos) Dibuje en un cubo diferencial el siguiente estado de esfuerzos: $\sigma_x = 10$, $\sigma_y = -5$, $\sigma_z = 3$, $\tau_{xy} = 4$, $\tau_{xz} = 0$, $\tau_{yz} = -3$. Determine los esfuerzos principales para dicho tensor de esfuerzos.

Formulario:

Torsión: $T = \frac{\theta G J}{L} \quad J = \frac{\pi D^4}{32} \quad \tau = \frac{T r}{J}$

Flexión:

$$\sigma_x = -\frac{M(x)y}{I_z} \quad \text{Eje neutro} \quad \bar{y} = \frac{\int_A y' dA}{A} \quad \text{Momento de inercia} \quad I_z = \int_A y^2 dA$$

Propiedades de área: Eje de sección rectangular

$$I_z = \frac{ab^3}{12} \quad \text{a base, b altura}$$

Sección circular $I_z = \frac{\pi D^4}{64}$

Ejes paralelos $\bar{I}_z = I_z + \delta^2 A$

Corte en sección arbitraria: $\tau = \frac{V(x)}{I_z t} \int_y^c \xi dA$

Sección rectangular $\tau_{xy} = \frac{V(x)}{2I_z} \left(\frac{h^2}{4} - y^2 \right)$

Energía de deformación:

Tracción o compresión $U_a = \int_0^L \frac{P^2}{2EA} dx$

Flexión $U_f = \int_0^L \frac{M(x)^2}{2EI_z} dx$

Corte (sección rectangular) $U_c = \frac{3}{5} \int_0^L \frac{V(x)^2}{GA} dx$

Torsión $U_t = \int_0^L \frac{T^2}{2GJ} dx$

Esfuerzos principales:

$$\sigma_{1,2} = \frac{\sigma_x + \sigma_y}{2} \pm \sqrt{\left(\frac{\sigma_x - \sigma_y}{2} \right)^2 + \tau_{xy}^2} \quad \tau = \sqrt{\left(\frac{\sigma_x - \sigma_y}{2} \right)^2 + \tau_{xy}^2}$$

Esfuerzo de von Mises

$$\sigma_{VM} = \sqrt{\sigma_1^2 + \sigma_2^2 - \sigma_1 \sigma_2}$$

Ecuaciones básicas de elasticidad lineal:

$$\frac{\partial \tau_{ij}}{\partial x_j} + b_i = 0 \quad \varepsilon_{ij} = \frac{1}{2} \left(\frac{\partial u_i}{\partial x_j} + \frac{\partial u_j}{\partial x_i} \right) \quad \tau_{ij} = 2\mu \varepsilon_{ij} + \lambda \delta_{ij} \varepsilon_{kk}$$

$$\sigma^3 - I_1 \sigma^2 + I_2 \sigma - I_3 = 0, \quad I_1 = \text{tr} \underline{T}, \quad I_2 = \frac{1}{2} (I_1^2 - \text{tr}(\underline{T}^2)), \quad I_3 = \det \underline{T}$$