

$$L = (250 + N_L \cdot 5) \text{ cm}$$

$$b = (12 + 0,2 \cdot N_L) \text{ cm}$$

$$h = (25 + 0,5 \cdot N_L) \text{ cm}$$

$$t_f = (20 + 0,6 N_L) \text{ cm}$$

$$t_w = (10 + 0,3 \cdot N_L) \text{ cm}$$

Vamos a resolver el problema

para  $N_L = 10$ , es decir:

$$L = 300 \text{ cm} , b = 14 \text{ cm} , h = 30 \text{ cm} , t_f = 2,6 \text{ cm} , t_w = 1,3 \text{ cm}$$

Como estamos en un problema a flexión compuesta, siempre lo que buscaremos será:

- 1) Momentos solicitantes
- 2) Propiedades geométricas (Inercias)

Rápidamente resolvemos la iso-stática:

$M_{zz}!!$

$$H_A = -7 \text{ tonf} , V_A = -5 \text{ tonf} , M_A = -3 \cdot 5 = -15 \text{ tonf-m}$$

y con el material complementario del curso » "Tablas y Formularios" » "propiedades de secciones", resolvemos la Inercia de la sección.

$$I_{zz} = \frac{b(d+2t_f)^3}{12} - \frac{(b-t_w) \cdot d^3}{12} = \frac{14(30)^3}{12} - \frac{(14-1,3) \cdot (30-2 \cdot 2,6)^3}{12}$$

$$\rightarrow I_{zz} = 1,536 \cdot 10^4 \text{ cm}^4$$

Finalmente como definimos el origen en el apoyo A, cortando el largo de viga por la mitad tenemos que:

$$y = \frac{h}{2} - t_f \rightarrow y = 124 \text{ mm}$$

Ahora, utilizando la ecuación de Navier: (todo en N y mm)

$$\tau_{xx} (y = 124 \text{ mm}) = \frac{H_A}{2bt_f + twd} - \frac{M_A \cdot y}{I_{zz}} = \frac{(7 \cdot 9807)}{2 \cdot 140 \cdot 26 + 13 \cdot 248} - \frac{(-15 \cdot 9807 \cdot 10^3) \cdot 124}{1,536 \cdot 10^8}$$

$$\rightarrow \boxed{\tau_{xx} = 112,2 \text{ MPa}}$$

Ya con la tensión normal encontrada, buscamos las tensiones tangenciales producidas en  $xz$  y  $xy$ :

$$xy: \quad \begin{array}{c} \text{---} b \text{ ---} \\ | \quad \quad \quad | \\ \text{---} \quad \quad \quad \text{---} \\ h \\ \hline \end{array} \quad I_{tf} \quad \tau_{xy} = \frac{S_1 \cdot V_A}{I_{zz} \cdot B} = \frac{(b \cdot t_f)(\frac{h}{2} - \frac{t_f}{2}) \cdot -5 \cdot 9807}{1,536 \cdot 10^8 \cdot 140}$$

$$\rightarrow \boxed{\tau_{xy} = -1,137 \text{ MPa}}$$

$$xz: \quad \begin{array}{c} \text{---} b \text{ ---} \\ | \quad \quad \quad | \\ \text{---} \quad \quad \quad \text{---} \\ h \\ \hline \end{array} \quad I_{tf} \quad S_2 = \underbrace{\left( \frac{b}{2} - \frac{tw}{2} \right) t_f}_{A_{xz}} \cdot \left[ \frac{tw}{2} + \frac{1}{2} \left( \frac{b}{2} - \frac{tw}{2} \right) \right] \quad CG_x \quad CG_z$$

$$= 63150 \text{ mm}^3$$

$$\tau_{xz} = \frac{S_2 \cdot V_A}{I_{zz} \cdot t_f} = \frac{63150 \cdot 10^3 \cdot -5 \cdot 9807}{1,536 \cdot 10^8 \cdot 26} \rightarrow \boxed{\tau_{xz} = -0,776 \text{ MPa}}$$

Para una barra sujeta a corte, generamos un corte total equivalente:

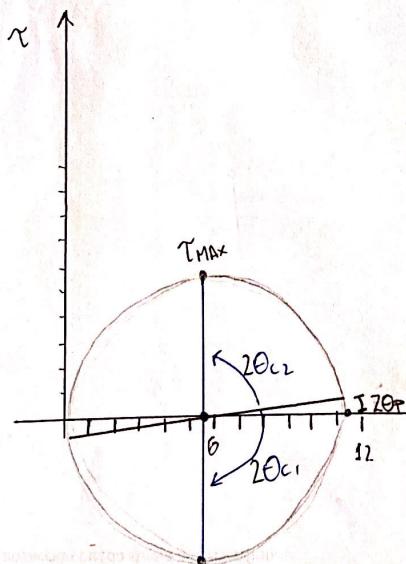
$$\tau_T = -\sqrt{\tau_{xy}^2 + \tau_{xz}^2} \rightarrow \boxed{\tau_T = -1,377 \text{ MPa}}$$

Con estos parametros definimos el Circulo de Mohr:

Centro:  $C = \frac{\tau_{xx}}{2} \rightarrow C = 56,1 \text{ MPa}$

Radio:  $R = \sqrt{\left(\frac{\tau_{xx}}{2}\right)^2 + \tau_T^2} \rightarrow R = 56,1 \text{ MPa} = \tau_{MAX}$

Tensiones Principales:  $C \pm R$   $\rightarrow \sigma_1 = 112,2 \text{ MPa}$   
 $\rightarrow \sigma_2 = 0 \text{ MPa}$



Θ Tensiones T.  $\theta_T = \frac{1}{2} \operatorname{tg}^{-1} \left( \frac{2\tau_T}{\tau_{xx}} \right) = -0,7^\circ$   
 $\Theta$  Tensiones C  $\theta_p \pm 45^\circ \rightarrow -45,7^\circ = \theta_{c1}$   
 $\rightarrow 44,3^\circ = \theta_{c2}$

(Los dibujos de los  
 "cuadraditos", se los dije  
 propuesto. Vean el ej. en el apartado)

$$\sigma_M = \sqrt{\tau_{xx}^2 + 3\tau_1^2} = 112 \text{ MPa}$$

$$\sigma_M = \sqrt{\sigma_1^2 - \sigma_1\sigma_2 + \sigma_2^2} = 112 \text{ MPa}$$