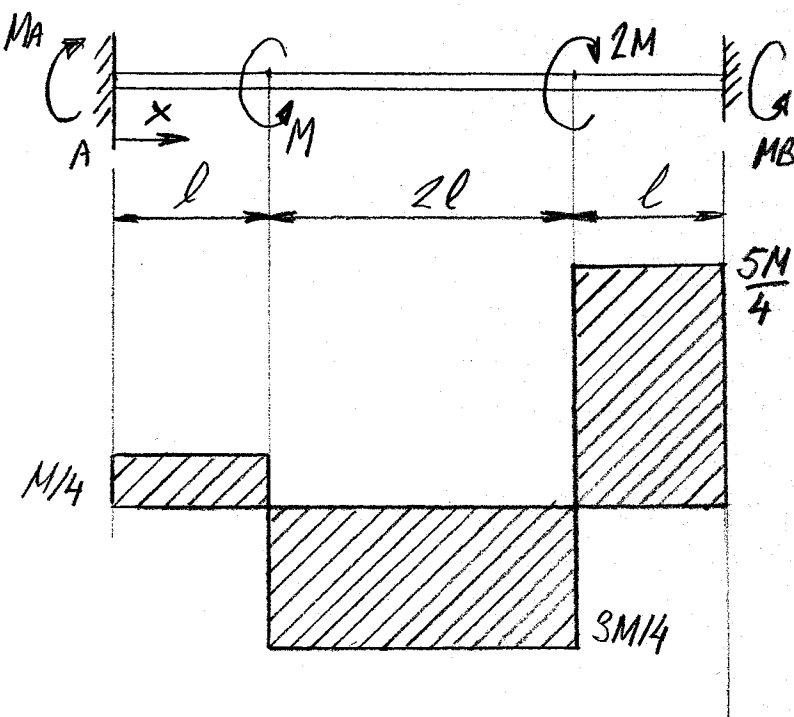




CUESTIONES

1.- Una barra de acero ($\tau_{adm} = 100 \text{ MPa}$) de sección circular de radio $R=5 \text{ mm}$, de longitud $4l$, está empotrada en ambos extremos. Se pretende aplicar un par torsor M a una distancia l de un extremo, y un par torsor $2M$ de sentido contrario a una distancia l del otro extremo. Se pide: diagrama de momentos torsores y máximo valor admisible de M (en $\text{N}\cdot\text{m}$)



- Equilibrio: $M_A - M_B - M + 2M = 0$

- Variación de los momentos:

$0 \leq x \leq l$ $M(x) = M_A$

$l \leq x \leq 3l$ $M(x) = M_A - M$

$3l \leq x \leq 4l$ $M(x) = M_A - M + 2M = M_B$

- Condición de compatibilidad:

$$\theta_B - \theta_A = \frac{1}{GI_0} \int_0^{4l} M(x) dx =$$

$$= \frac{1}{GI_0} [M_A l + (M_A - M) 2l + M_B l] = 0$$

De donde: $3M_A - 2M + M_B = 0$, que, junto con la ecuación de equilibrio lleva a:

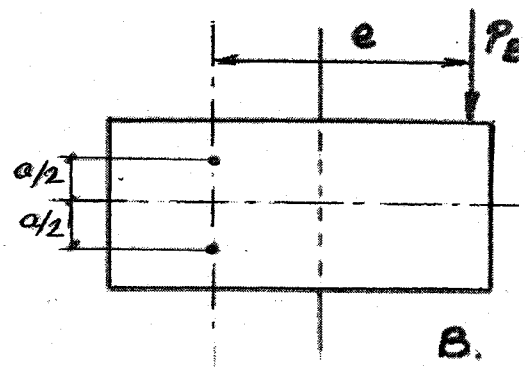
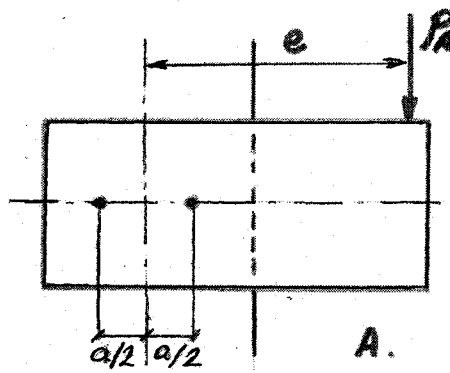
$$M_A = M/4$$

$$M_B = 5M/4$$

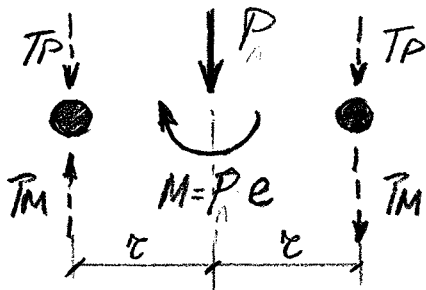
Tensión tangencial: $\tau = \frac{M_T}{I_0} r \leq \tau_{adm}$; $\tau_{max} = \frac{M_{Tmax}}{\pi R^4/2} R = \frac{5M/4}{\pi R^4/2} R$

Luego: $M_{max} = \frac{2 \pi R^3}{5} \tau_{adm} = 5 \pi \text{ N}\cdot\text{m} = 15,7 \text{ N}\cdot\text{m}$

2.- Una chapa rectangular debe sujetarse con dos tornillos iguales. Se consideran las soluciones A y B de la figura, en donde P_A y P_B son, respectivamente, las cargas máximas compatibles con la resistencia a cortadura de la unión. Demostrar que la solución B es mejor que la A comprobando que $P_A < P_B$



Solución A:

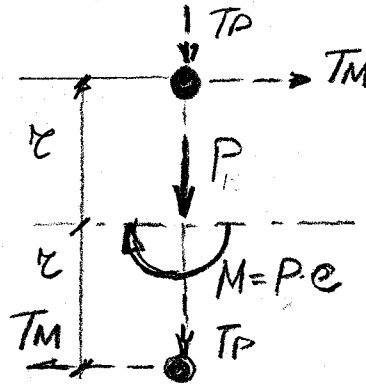


$$T_P = P/2$$

$$T_M = \frac{M}{\sum r^2} r = \frac{Pe}{2(a/2)^2} \frac{a}{2} = \frac{Pe}{a}$$

$$T_{max} = T_P + T_M = P \left(\frac{1}{2} + \frac{e}{a} \right)$$

Solución B:



$$T_P = P/2$$

$$T_M = Pe/a$$

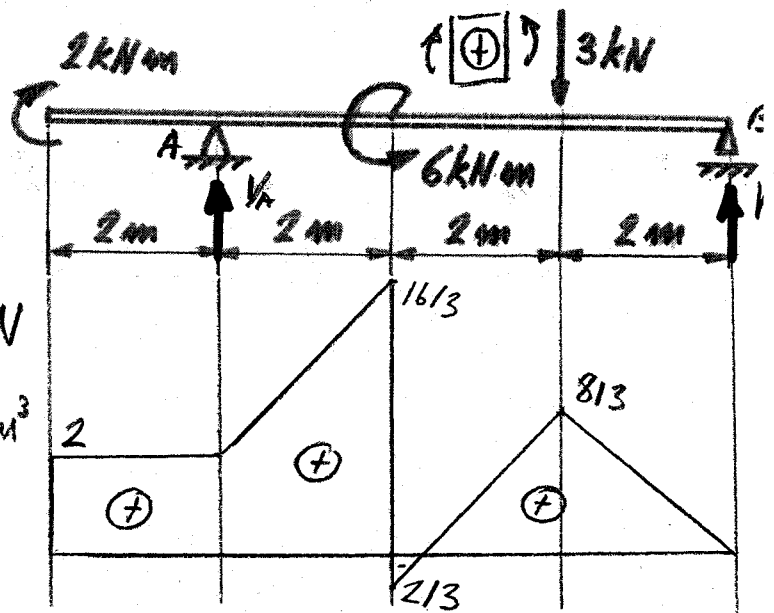
$$T_{max} = \sqrt{T_P^2 + T_M^2} = P \sqrt{\frac{1}{4} + \frac{e^2}{a^2}}$$

Diseño a cortadura: $T_{max} \leq \tau_{adm} \Omega$

$$\text{En el límite: } \frac{T_{max A}}{T_{max B}} = \frac{P_A (1/2 + e/a)}{P_B \sqrt{1/4 + e^2/a^2}} = 1$$

$$\text{como } (1/2 + e/a) > \sqrt{1/4 + e^2/a^2} \Rightarrow P_A < P_B$$

3.- Dada la viga de la figura, trazar el diagrama de momentos flectores y hallar el mínimo perfil IPN necesario. Dato: $\sigma_{adm} = 150 \text{ MPa}$

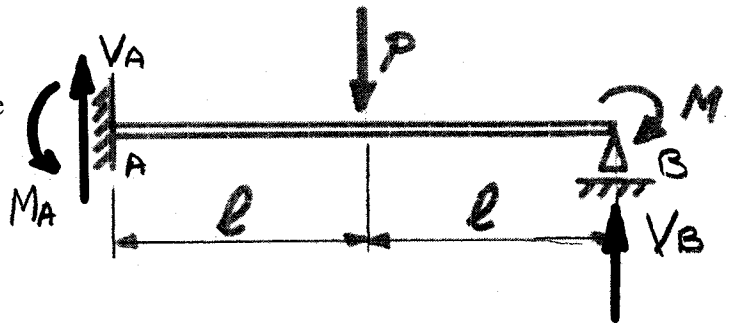


$$\text{Equilibrio: } V_A = 5/3 \text{ kN}; V_B = 4/3 \text{ kN}$$

$$\text{Diseño: } W > \frac{M_{Fmax}}{\tau_{adm}} = \frac{16/3 \text{ kN}\cdot\text{m}}{150 \text{ MPa}} = 35.55 \text{ cm}^3$$

TABLAS: IPN-120 ($W = 54.7 \text{ cm}^3$)

4.- En la viga de la figura hallar la relación que debe darse entre P , M y l para que el desplazamiento vertical de la sección en que se aplica P sea nulo

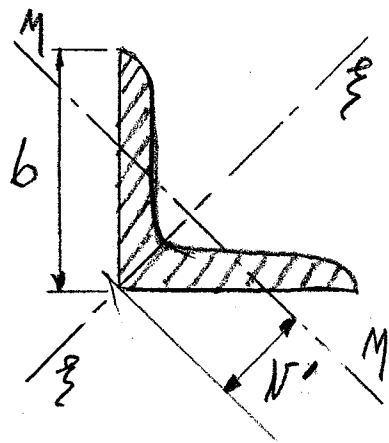
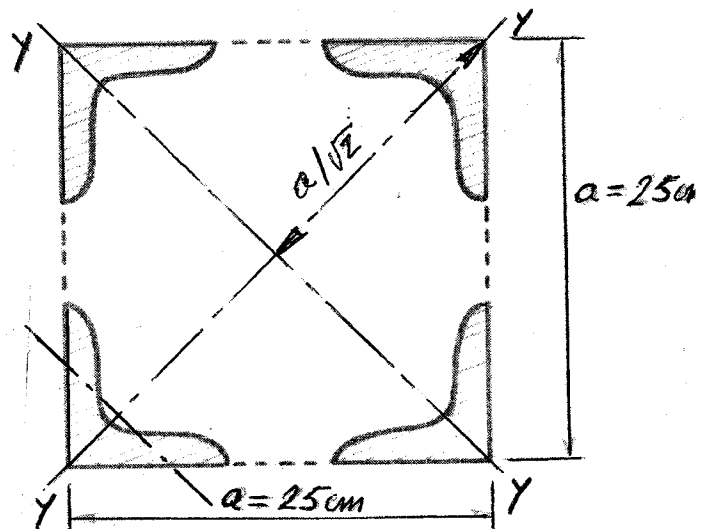


Equilibrio: $V_A + V_B = P$
 $M_A = M + Pl - V_B \cdot 2l$

Ecuación universal: $EI y = EI y_0 + EI \theta_0 x - \frac{M_A}{2} x^2 + \frac{V_A}{6} x^3 - \frac{P}{6} [x-l]^3$

Condiciones de contorno: $y_0 = 0$, $\theta_0 = 0$, $y(2l) = 0$, que, junto con $y(l) = 0$ y las de equilibrio llevan a: $V_A = P/4$, $V_B = 3P/4$,
 $M_A = Pl/12$ y $M = 7Pl/12$

5.- Se ha construido un pilar con 4 angulares iguales L:90x12 empesillados y en la disposición indicada en la figura. Sabiendo que el pilar tiene una altura de 10m y considerándolo biapoyado, se pide calcular la máxima carga admisible a compresión.
 Datos: Acero A-42, $\sigma_{adm} = 180 \text{ MPa}$



Angular L:90x12
 $b = 9 \text{ cm}$ $N = 3,76 \text{ cm}$
 $\Omega = 20,3 \text{ cm}^2$

$I_\xi = 234 \text{ cm}^4$, $I_\eta = 61,7 \text{ cm}^4$

$I_y = 2 I_\xi + 2 (I_\eta + \Omega (a/\sqrt{2} - 3,76)^2) = 8.455,7 \text{ cm}^4$

$\lambda = \frac{l_p}{i_y} = \frac{l}{\sqrt{I_y / \Omega}} = \frac{1000 \text{ cm}}{\sqrt{8455,7 / 4 \cdot 20,3}} = 98$

$\omega(A-42; \lambda = 98) = 1,95$

$P_{adm} = \frac{\sigma_{adm} \cdot \Omega}{\omega} = \frac{180 \text{ N/mm}^2 \cdot 4 \cdot 2030 \text{ mm}^2}{1,95} = \underline{749,5 \text{ kN}}$