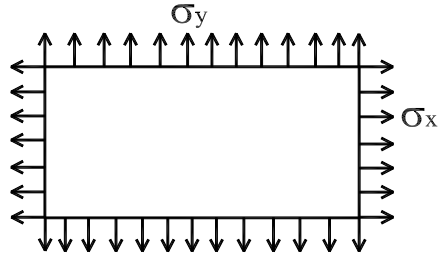


T.P. N°3.1:

Una placa rectangular de acero, como la de la figura, se encuentra sometida a tensiones normales uniformes solamente en las direcciones x e y. Con instrumentos de laboratorio se midieron las deformaciones en las direcciones de las tensiones (ϵ_x y ϵ_y). Se pide determinar en forma analítica el valor de la deformación faltante (ϵ_z) y la deformación específica volumétrica para los datos que se consignan.

Datos:

$$\begin{aligned} \epsilon_x &= 500 \times 10^{-6} \\ \epsilon_y &= 100 \times 10^{-6} \\ \mu &= 0,30 \\ E &= 2 \times 10^6 \text{ kg/cm}^2 \end{aligned}$$



Como: $\left. \begin{aligned} \sigma_x &\neq 0 \\ \sigma_y &\neq 0 \\ \sigma_z &= 0 \end{aligned} \right\} \text{Estado plano o} \\ \text{doble de tensiones}$

$$\therefore \text{Se puede establecer: } \epsilon_x = \frac{1}{E} (\sigma_x - \mu \times \sigma_y) \quad (1)$$

$$\epsilon_y = \frac{1}{E} (\sigma_y - \mu \times \sigma_x) \quad (2)$$

$$\epsilon_z = \frac{1}{E} \times (-\mu) \times (\sigma_x + \sigma_y) \quad (3)$$

$$\begin{aligned} \text{De (1): } \sigma_x &= E \times \epsilon_x + \mu \times \sigma_y \\ \text{(2): } \sigma_y &= E \times \epsilon_y + \mu \times \sigma_x \end{aligned} \left\} \begin{aligned} \sigma_x &= E \times \epsilon_x + \mu \times E \times \epsilon_y + \mu^2 \times \sigma_x \\ \therefore \sigma_x &= \left(\frac{E}{1 - \mu^2} \right) \times (\epsilon_x + \mu \times \epsilon_y) \end{aligned} \right.$$

$$\text{Análogamente: } \sigma_y = \left(\frac{E}{1 - \mu^2} \right) \times (\epsilon_y + \mu \times \epsilon_x)$$

Reemplazando valores:

$$\sigma_x = \frac{2 \times 10^6 \text{ Kg}}{(1 - 0,30^2) \text{ cm}^2} (500 \times 10^{-6} + 0,30 \times 100 \times 10^{-6}) \cong 1165 \text{ kg/cm}^2$$

$$\sigma_y = \frac{2 \times 10^6 \text{ Kg}}{(1 - 0,30^2) \text{ cm}^2} (100 \times 10^{-6} + 0,3 \times 500 \times 10^{-6}) \cong 550 \text{ kg/cm}^2$$

Reemplazando en (3):

$$\epsilon_z = - \frac{0,30 \text{ cm}^2}{2 \times 10^6 \text{ Kg}} (1165 + 550) \frac{\text{Kg}}{\text{cm}^2} \rightarrow \boxed{\epsilon_z = -257 \times 10^{-6}}$$

Deformación específica en la dirección z ($\epsilon_z < 0 \Rightarrow$ contracción).

La deformación específica volumétrica es:

$$\epsilon_v = \epsilon_x + \epsilon_y + \epsilon_z = (500 + 100 - 257) \times 10^{-6} \rightarrow \boxed{\epsilon_v = +343 \times 10^{-6}} \quad (\epsilon_v > 0 \Rightarrow \text{aumento de volumen})$$

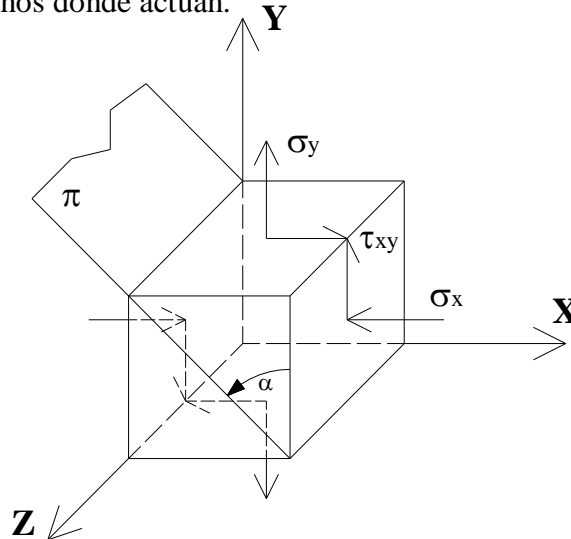
T.P.N°3.2:

De una sección específica de un elemento estructural sometido a un estado de cargas, se extrae para su análisis un prisma elemental en el que se pone en evidencia el estado tensional a que está sujeto (ver figura).

Para dicho estado se pide: determinar en forma analítica y gráfica σ_α y τ_α para $\alpha = 45^\circ$, las tensiones principales y las direcciones de los planos donde actúan.

Datos:

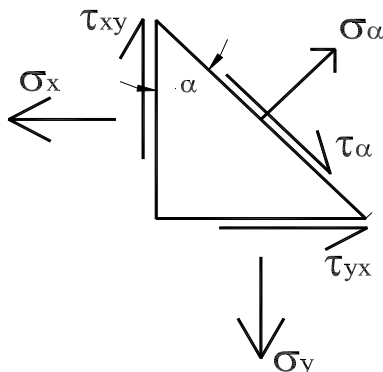
- $\sigma_x = -300 \text{ kg/cm}^2$
- $\sigma_y = 100 \text{ kg/cm}^2$
- $\tau_{xy} = -300 \text{ kg/cm}^2$
- $\alpha = 45^\circ$



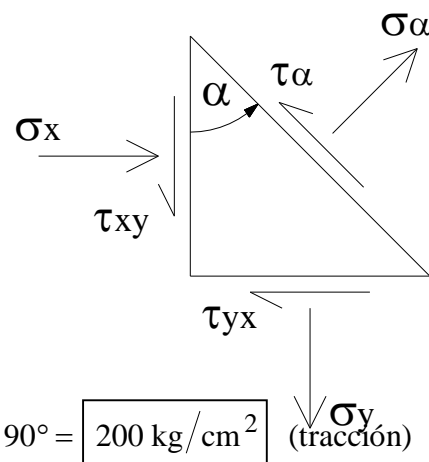
Un elemento definido por tres planos normales entre sí, está sometido a un estado doble o plano, cuando las tensiones en dos de sus caras son nulas.

Debido al estado tensional existente ($\sigma_x, \sigma_y, \tau_{xy}$) se producen en un plano π que forma un ángulo α con el plano vertical yz, tensiones σ_α y τ_α normales entre sí que se pueden calcular con las expresiones analíticas y las formas gráficas vista en teoría.

Recordando la convención de signos:



Tensiones normales: $\sigma > 0 \Rightarrow$ Tracción
 Tensiones tangenciales: $\tau > 0 \Rightarrow \uparrow \downarrow$ (momento horario respecto a un punto interior del prisma)
 Angulo: $\alpha > 0 \Rightarrow \downarrow \uparrow$ antihorario a partir del plano vertical



1) Determinación analítica:

En nuestro caso:

$$\sigma_\alpha = \frac{\sigma_x + \sigma_y}{2} + \frac{\sigma_x - \sigma_y}{2} \times \cos 2\alpha - \tau_{xy} \times \sin 2\alpha$$

$$\sigma_\alpha = \frac{-300 + 100}{2} + \frac{-300 - 100}{2} \times \cos 90^\circ + 300 \times \sin 90^\circ = \boxed{200 \text{ kg/cm}^2} \quad (\text{tracción})$$

$$\tau_\alpha = \frac{\sigma_x - \sigma_y}{2} \times \sin 2\alpha + \tau_{xy} \times \cos 2\alpha$$

$$\tau_\alpha = \frac{-300 - 100}{2} \times \sin 90^\circ - 300 \times \cos 90^\circ \rightarrow \boxed{\tau_\alpha = -200 \text{ kg/cm}^2} \quad (\text{antihorario})$$

Tensiones principales:

Son los valores extremos (máximos y mínimos) de las tensiones normales, y sus direcciones definen los ejes principales.

Además, en los planos donde actúan, las tensiones tangenciales son nulas.

$$\sigma_{\max/\min} = \frac{\sigma_x + \sigma_y}{2} \pm \frac{1}{2} \times \sqrt{(\sigma_x - \sigma_y)^2 + 4\tau_{xy}^2}$$

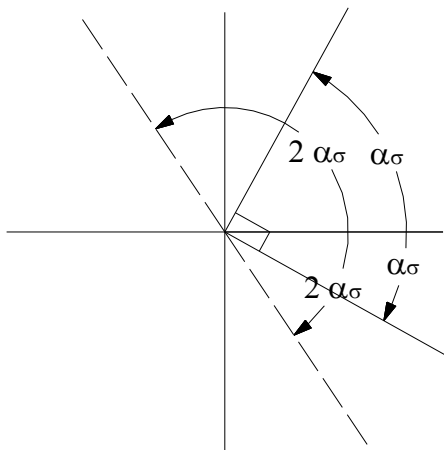
$$\sigma_{\max/\min} = \frac{-300 + 100}{2} \pm \frac{1}{2} \times \sqrt{(-300 - 100)^2 + 4(-300)^2}$$

$$= -100 \pm 360,55 \rightarrow \begin{cases} \sigma_{\max} = 260,55 \text{ kg/cm}^2 \\ \sigma_{\min} = -460,55 \text{ kg/cm}^2 \end{cases}$$

Direcciones:

$$\operatorname{tg} 2\alpha_\sigma = -\frac{2\tau_{xy}}{\sigma_x - \sigma_y}$$

$$\operatorname{tg} 2\alpha_\sigma = -\frac{2 \times 300}{-300 - 100} = -1,5 \quad (\operatorname{tg} 2\alpha_\sigma < 0 \Rightarrow 2\alpha_\sigma \text{ en } 2^{\text{do}} \text{ y } 4^{\text{to}} \text{ cuadrante})$$



$$\alpha_\sigma = \frac{\operatorname{arctg}(-1,5)}{2} = -28^\circ 9' 18'' \quad (2\alpha_\sigma \in 4^{\text{to}} \text{ C})$$

$$\text{ó } \alpha_\sigma = 90^\circ - 28^\circ 9' 18'' = 61^\circ 50' 42'' \quad (2\alpha_\sigma \in 2^{\text{do}} \text{ C})$$

Tensiones tangenciales máximas:

$$\tau_{\max/\min} = \pm \frac{1}{2} \times \sqrt{(\sigma_x - \sigma_y)^2 + 4\tau_{xy}^2}$$

$$\tau_{\max/\min} = \pm \frac{1}{2} \times \sqrt{(-300 - 100)^2 + 4(-300)^2} \Rightarrow \begin{cases} \tau_{\max} = +360,55 \text{ kg/cm}^2 \\ \tau_{\min} = -360,55 \text{ kg/cm}^2 \end{cases}$$

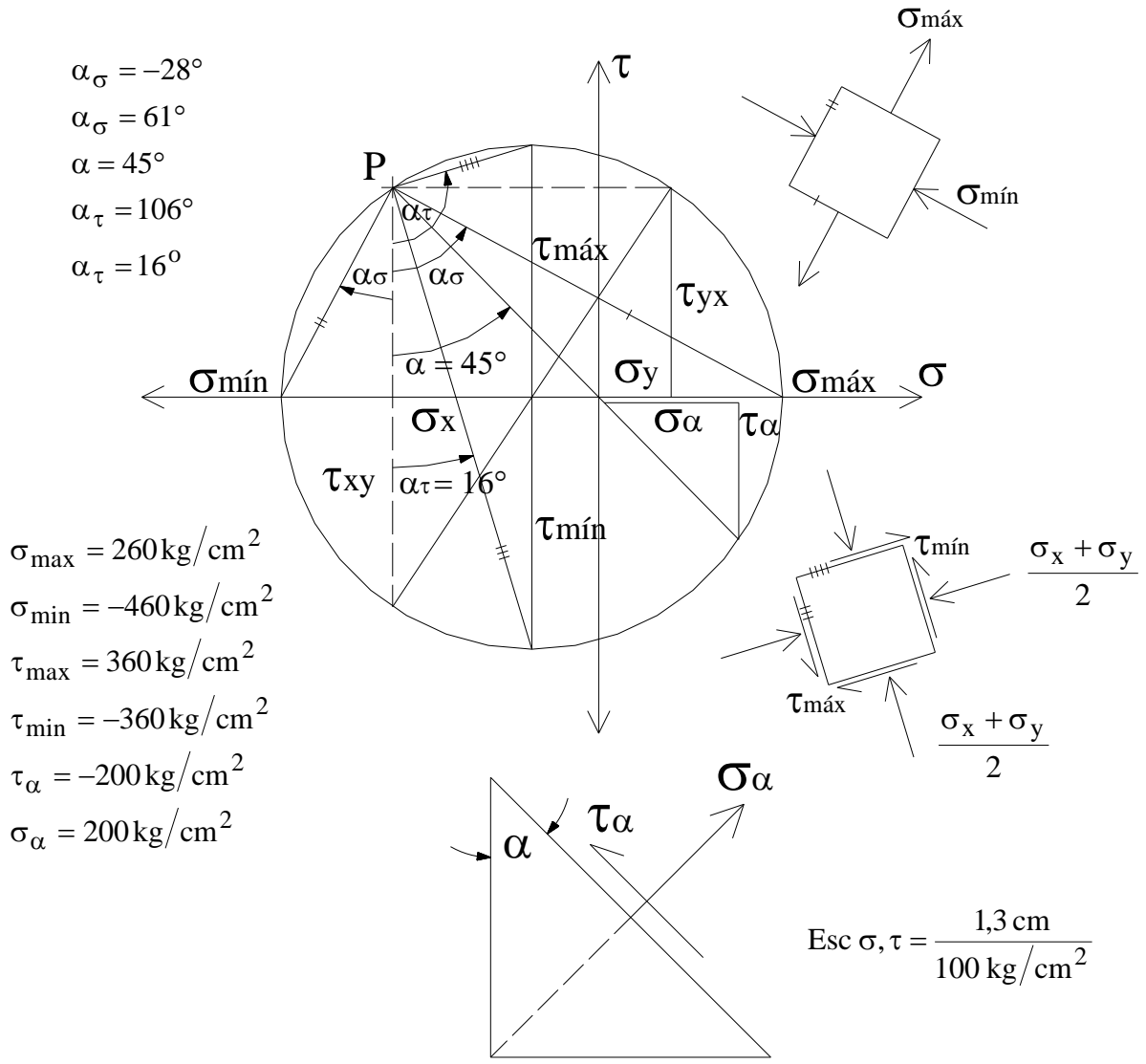
Direcciones:

$$\operatorname{tg} 2\alpha_\tau = \frac{\sigma_x - \sigma_y}{2\tau_{xy}} = \frac{-300 - 100}{2(-300)} = 0,667 \quad (\operatorname{tg} 2\alpha_\tau > 0 \Rightarrow 2\alpha_\tau \text{ en } 1^\circ \text{ y } 3^\circ \text{ cuadrante})$$

$$\alpha_\tau = \frac{\operatorname{arctg} 0,667}{2} = 16^\circ 50' 42''$$

$$\text{ó } \alpha_\tau = 90^\circ + 16^\circ 50' 42'' = 106^\circ 50' 42''$$

2) Determinación Gráfica – Círculo de Mohr para tensiones

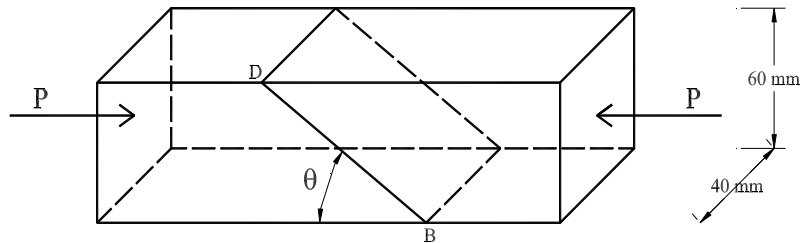


T.P.Nº 3.3:

Se utiliza un ensamble de dos piezas biseladas para determinar la resistencia de una cola, tal como muestra la figura.

a) Especificar el valor máximo del ángulo θ para que en la cola la tensión normal sea inferior o igual al 20% de la tensión de corte (en valor absoluto).

b) Con el valor del ángulo θ hallado anteriormente, la cola cede cuando la carga P es de 780Kg. Calcular la tensión de corte actuante en la cola y la tensión normal ejercida sobre el plano de contacto.



a) Un elemento diferencial está sometido a un estado de compresión simple ($\sigma_y = 0, \tau_{xy} = 0$)

Debemos buscar un ángulo α tal que: $\sigma_\alpha \leq 0,20 \tau_\alpha$

$$\frac{\sigma_x + \sigma_y}{2} + \frac{\sigma_x - \sigma_y}{2} \times \cos 2\alpha - \tau_{xy} \times \sin 2\alpha \leq 0,20 \times \left(\frac{\sigma_x - \sigma_y}{2} \times \sin 2\alpha + \tau_{xy} \times \cos 2\alpha \right)$$

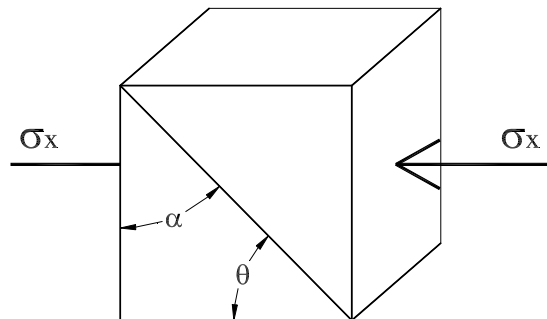
$$\frac{\sigma_x}{2} \times (1 + \cos 2\alpha) \leq 0,20 \times \frac{\sigma_x}{2} \times \sin 2\alpha$$

$$(\sin^2 \alpha + \cos^2 \alpha) + (\cos^2 \alpha - \sin^2 \alpha) \leq 0,20 \times 2 \times \sin \alpha \times \cos \alpha$$

$$2 \cos^2 \alpha \leq 0,20 \times 2 \times \sin \alpha \times \cos \alpha$$

$$\frac{\sin \alpha}{\cos \alpha} = \operatorname{tg} \alpha \geq \frac{1}{0,20} = 5 \Rightarrow \alpha \geq 78^\circ 41' 24''$$

$$\therefore \theta \leq 11^\circ 18' 36''$$



b) Para $P = 780 \text{ Kg}$ $\therefore \sigma_x = \frac{-780 \text{ Kg}}{4 \times 6 \text{ cm}^2} = -32,5 \text{ kg/cm}^2$ (compresión)

$$\sigma_\alpha = \frac{-32,5}{2} \text{ kg/cm}^2 \left[1 + \cos \left(2 \times 78^\circ 41' 24'' \right) \right] \rightarrow \sigma_\alpha = -1,25 \text{ kg/cm}^2$$

$$\tau_\alpha = \frac{-32,5}{2} \text{ kg/cm}^2 \sin \left(2 \times 78^\circ 41' 24'' \right) \rightarrow \tau_\alpha = -6,25 \text{ kg/cm}^2$$

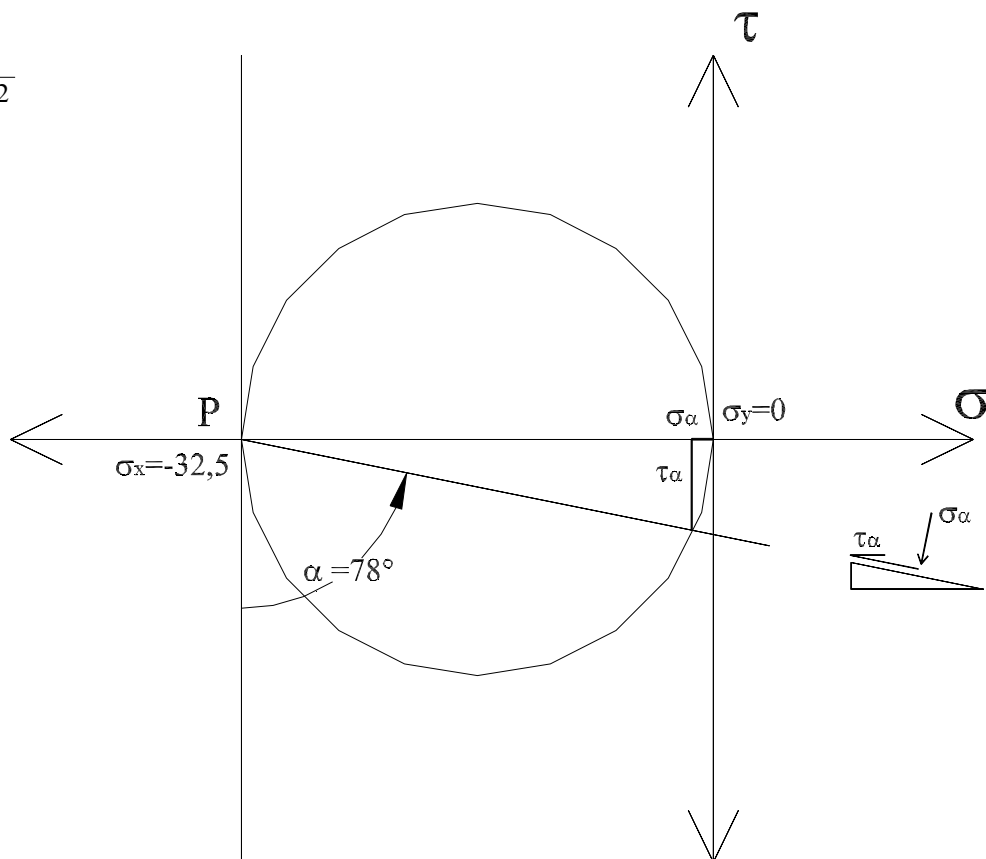
$$\sigma_\alpha = 20\% \tau_\alpha$$

Gráficamente:

$$\text{Esc } \sigma, \tau = \frac{1 \text{ cm}}{5,2 \text{ kg/cm}^2}$$

$$\tau_\alpha = -6,25 \text{ kg/cm}^2$$

$$\sigma_\alpha = -1,5 \text{ kg/cm}^2$$



T.P.Nº 3.4:

Un prisma de hormigón es comprimido según el eje z por una carga P. En las caras paralelas al plano xz existen planchas rígidas unidas por 4 bulones de acero. Se pide: a) La tensión en los bulones; b) Las deformaciones Δx , Δy , Δz .

Datos:

$P = 10 \text{ tn}$

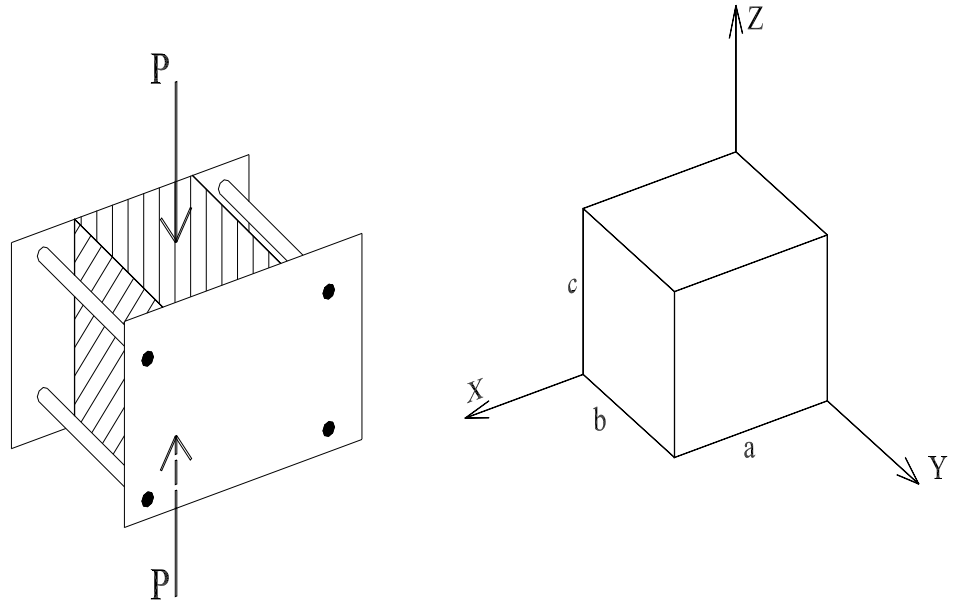
$a = 10 \text{ cm}$

$b = c = 15 \text{ cm}$

$\phi_b = 16 \text{ mm}; \mu_h = 0,10$

$E_{H^o} = 210 \text{ tn/cm}^2$

$E_{AC} = 2100 \text{ tn/cm}^2$



La compresión en la dirección Z tiende a expandir el cubo en las direcciones x e y. En la dirección x expande libremente, en la dirección y para deformarse, el cubo debe estirar a los bulones, lo que genera en éstos esfuerzos de tracción.

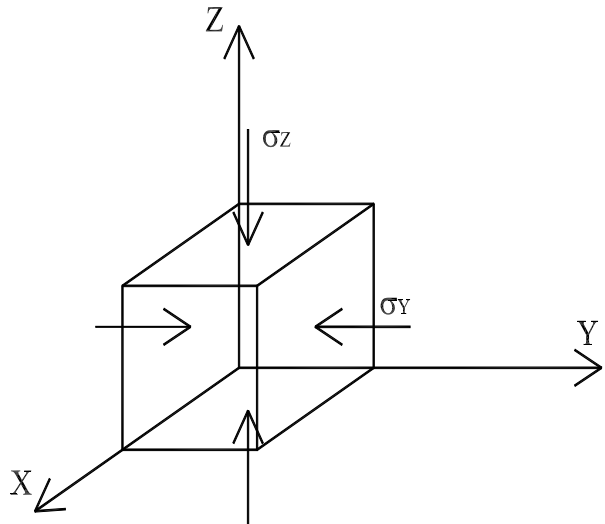
Estado de tensiones en el cubo:

$$\epsilon_x = \frac{\sigma_x}{E_h} - \frac{\mu}{E_h} (\sigma_y + \sigma_z) = -\frac{\mu}{E_h} (\sigma_y + \sigma_z)$$

$$\epsilon_y = \frac{\sigma_y}{E_h} - \frac{\mu}{E_h} \sigma_z$$

$$\epsilon_z = \frac{\sigma_z}{E_h} - \frac{\mu}{E_h} \sigma_y$$

$$\sigma_z = -\frac{P}{a \times b} = -\frac{10000}{150} = -66,7 \text{ kg/cm}^2$$

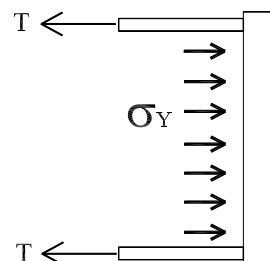


Las planchuelas en la dirección “y” están sometidas a la presión de contacto σ_y y al esfuerzo T. de los bulones.

$$p / \sum F_y = 0 \rightarrow 4T = -\sigma_y \text{ a.c.} \left\{ \begin{array}{l} \text{El signo (-) es necesario} \\ \text{porque la tensión } \sigma_y \\ \text{es negativo.} \end{array} \right.$$

$$T = \sigma_{ac} \times \Omega_b = \sigma_{ac} \times 2 \text{ cm}^2$$

$$4(\sigma_{ac} \times 2) = -\sigma_y \times 10 \times 15 \rightarrow \sigma_{ac} = -18,75 \sigma_y$$



***Por condición de deformación:**

$$\varepsilon_{ac} = \varepsilon_{yh} \rightarrow \frac{\sigma_{ac}}{E_{ac}} = \frac{\sigma_y}{E_h} - \frac{\mu}{E_h} \times \sigma_z$$

$$-\frac{18,75}{E_{ac}} \times \sigma_y = \frac{\sigma_y}{E_h} - \frac{\mu}{E_h} \times \sigma_z \rightarrow \frac{-18,75}{10} \sigma_y = \sigma_y - \mu \times \sigma_z$$

$$\sigma_y \times (1 + 1,875) = 0,10(-66,7 \text{ kg/cm}^2) \Rightarrow \sigma_y = -2,32 \text{ kg/cm}^2$$

$$\sigma_{ac} = -18,75 \times (-2,32 \text{ kg/cm}^2)$$

$$\sigma_{ac} = +43,5 \text{ kg/cm}^2 \rightarrow T = 87 \text{ Kg}$$

$$\varepsilon_y = \varepsilon_{ac} = \frac{43,5}{2100 \times 10^3} = +2,07 \times 10^{-5}$$

$$\varepsilon_x = \frac{-0,10}{210 \times 10^3} (-2,32 - 66,7) = +3,28 \times 10^{-5}$$

$$\varepsilon_z = \frac{1}{210 \times 10^3} [-66,7 - 0,10(-2,32)] = -31,65 \times 10^{-5}$$

$$\Delta x = \varepsilon_x \times a = +3,28 \times 10^{-5} \times 10 \Rightarrow \Delta x = +3,280 \times 10^{-4} \text{ cm}$$

$$\Delta y = \varepsilon_y \times b = +2,07 \times 10^{-5} \times 15 \Rightarrow \Delta y = +3,105 \times 10^{-4} \text{ cm}$$

$$\Delta z = \varepsilon_z \times c = -31,65 \times 10^{-5} \times 15 \Rightarrow \Delta z = -47,475 \times 10^{-4} \text{ cm}$$

$$\Delta v = \varepsilon_v \times v_i = (\varepsilon_x + \varepsilon_y + \varepsilon_z)(a \times b \times c) = -26,3 \times 10^{-5} \times 2250 = -0,59175 \text{ cm}^3$$

Verificación aplicando Energía de Deformación:

$$T_e = \frac{P \times \Delta z}{2} = \frac{10000}{2} \times 47,475 \times 10^{-4} = 23,7375 \text{ Kgcm}$$

$$U = U_h + U_{ac}$$

$$U_h = \left[\frac{\sigma_y \times \varepsilon_y}{2} + \frac{\sigma_z \times \varepsilon_z}{2} \right] \times v_{ih}$$

$$U_h = \left[\frac{(-2,32) \times 2,07 \times 10^{-5}}{2} + \frac{(-66,667)(-31,65 \times 10^{-5})}{2} \right] \times 2250 = 23,6835 \text{ Kgcm}$$

$$U_{ac} = 4 \times \left(\frac{T \times \Delta l_b}{2} \right) = 4 \times \frac{T^2 \times l_b}{2 E_{ac} \times \Omega_b}$$

$$U_{ac} = \frac{4 \times 87^2 \times 15}{2 \times 2100 \times 10^3 \times 2} = 0,05406 \text{ Kgcm}$$

$$U = 23,7375 \text{ Kgcm}$$

Se verifica : $T_e = U$