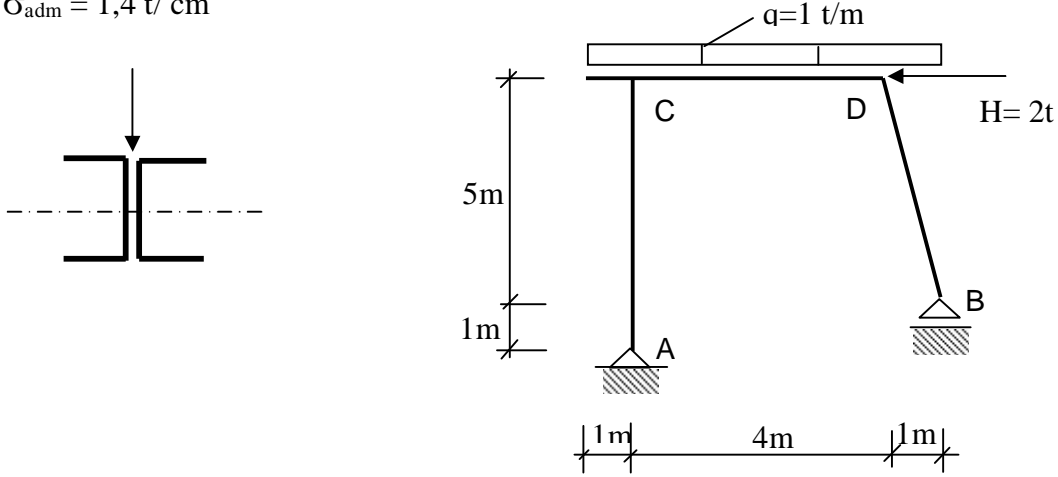


**T.P.N° 9.1**

Para el siguiente pórtico se pide:

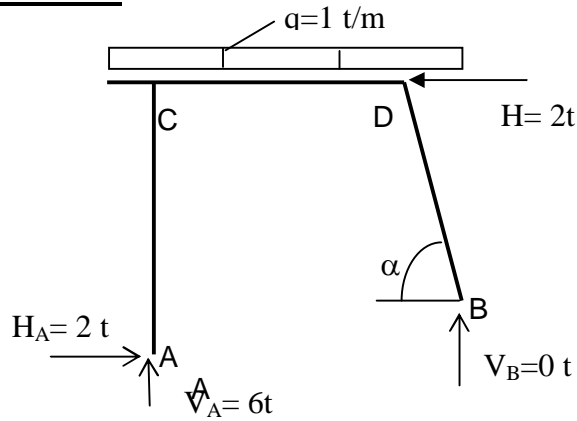
- Dimensionarlo con 2 PNU.
- Dibujar diagramas de tensiones en la sección mas solicitada de cada barra.
- Hallar analíticamente la posición del eje neutro en las sección más solicitada.

$\sigma_{adm} = 1,4 \text{ t/cm}^2$

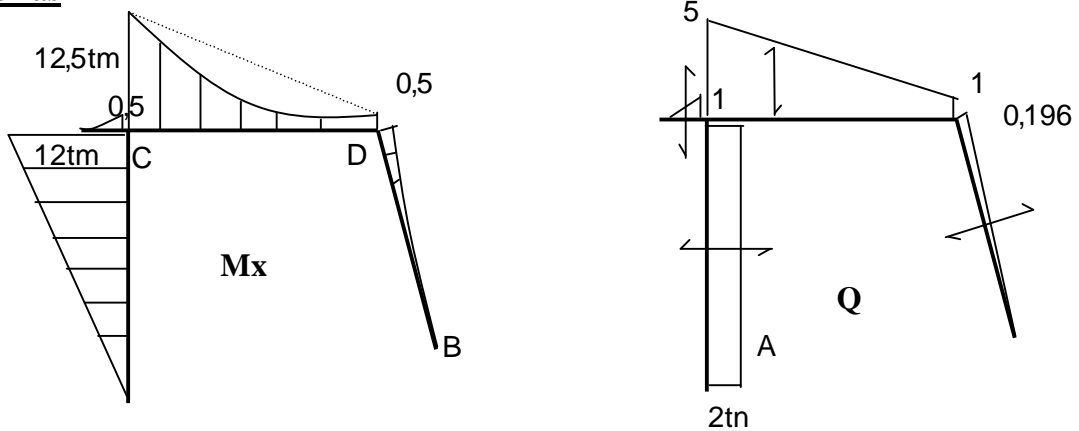


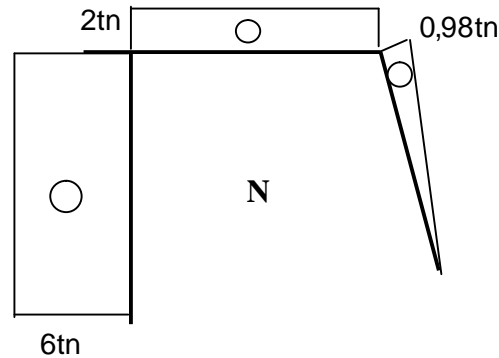
**A) Solicitaciones**

**Cálculo de Reacciones**



**Diagramas**





**B) Dimensionamiento**

Estamos frente a un caso de Flexión Recta Compuesta ya que:

$$N \neq 0; \quad M_x \neq 0; \quad M_y = 0 \rightarrow \sigma_z = \frac{N}{\Omega} + \frac{M_x}{I_x} \times y$$

Predimensionado

En este tipo de problemas el dimensionamiento no es directo ya que hay más parámetros geométricos que ecuaciones.

Por lo tanto predimensionamos a flexión simple recta (despreciamos en primera instancia el término  $N/\Omega$ .)

$$W \geq \frac{M_{\text{máx}}}{\sigma_{\text{adm}}} = \frac{1250 \text{ tcm}}{1,40 \text{ t/cm}^2} = 893 \text{ cm}^3 = W_{X \text{ 2PNU}}$$

$$W_{\text{nec 1PNU}} = 446,5 \text{ cm}^3 \rightarrow \text{de tabla 2 PNU N}^\circ 280$$

$$W_x = 448 \text{ cm}^3$$

$$F = 53,3 \text{ cm}^2$$

Verificamos a flexión recta compuesta:

Las combinaciones de esfuerzos más desfavorables para cada barra son:

$$\text{Barra AC} \quad \left\{ \begin{array}{l} M_{\text{máx}} = 1200 \text{ tcm} \\ N = -6 \text{ t} \end{array} \right. \quad (\text{Extremo C de barra AC}) - \text{sección 1-1}$$

$$\text{Barra CD} \quad \left\{ \begin{array}{l} M_{\text{máx}} = 1250 \text{ tcm} \\ N = -2 \text{ t} \end{array} \right. \quad (\text{Extremo C de barra CD}) - \text{sección 2-2}$$

$$\text{Barra BD} \quad \left\{ \begin{array}{l} M_{\text{máx}} = 50 \text{ tcm} \\ N = 0,98 \text{ t} \end{array} \right. \quad (\text{Extremo D de barra BD}) - \text{sección 4-4}$$

Barra AC:

$$\sigma_z^c = \frac{-6}{2 \times 53,3} \pm \frac{1200}{2 \times 448} = \quad \sigma_z^c = -1,396 \text{ t/cm}^2 < 1,41 \text{ t/cm}^2 \rightarrow \text{B.C.}$$

$$\sigma_z^c = +1,283 \text{ t/cm}^2 \rightarrow \text{B.C.}$$

Barra CD:

$$\sigma_z^c = \frac{-2}{2 \times 53,3} \pm \frac{1250}{2 \times 448} = \quad \sigma_z^c = -1,41 \text{ t/cm}^2 \cong 1,41 \text{ t/cm}^2 \rightarrow \text{B.C.}$$

$$\sigma_z^c = +1,376 \text{ t/cm}^2 \rightarrow \text{B.C.}$$

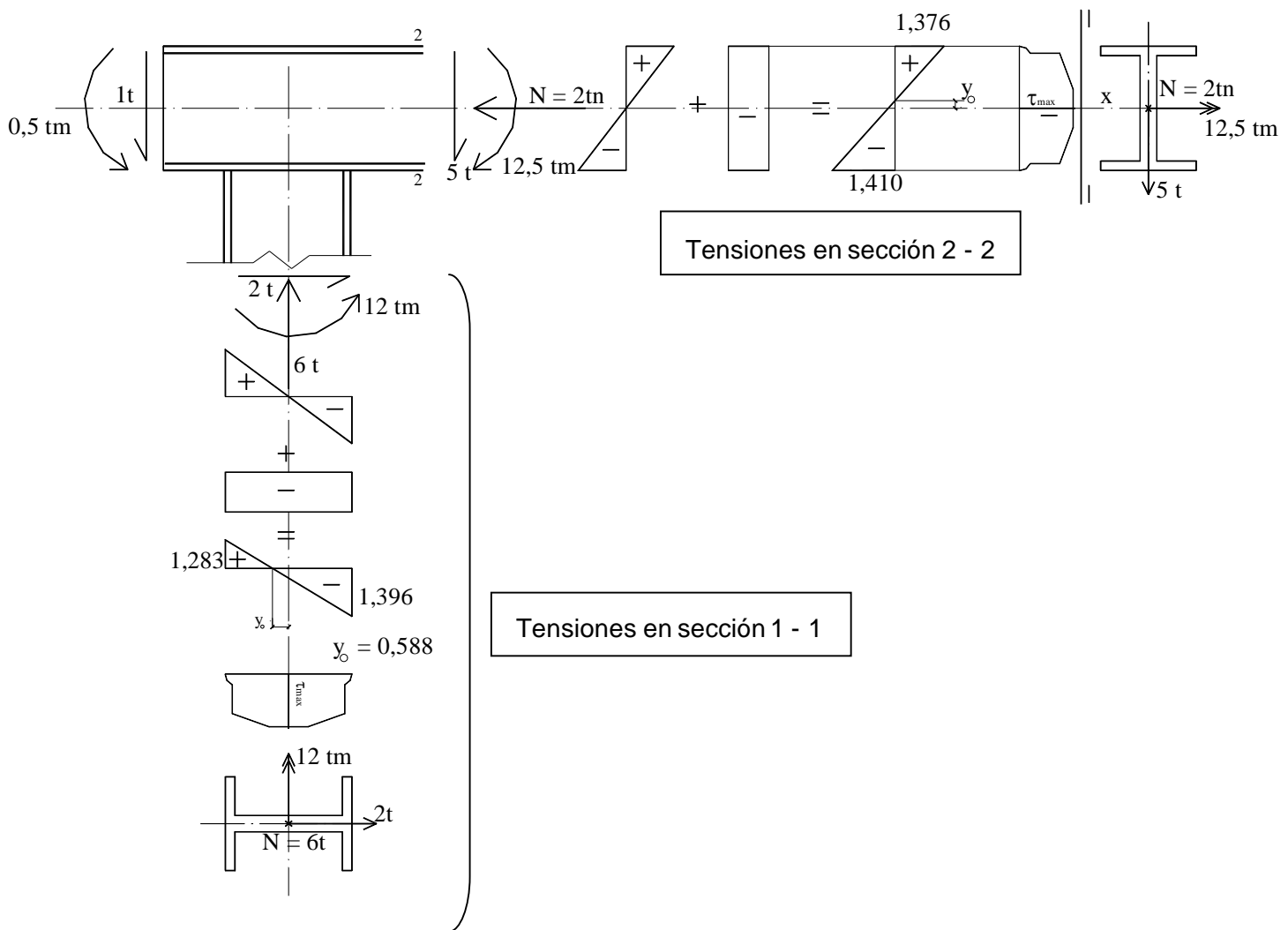
Barra BD:

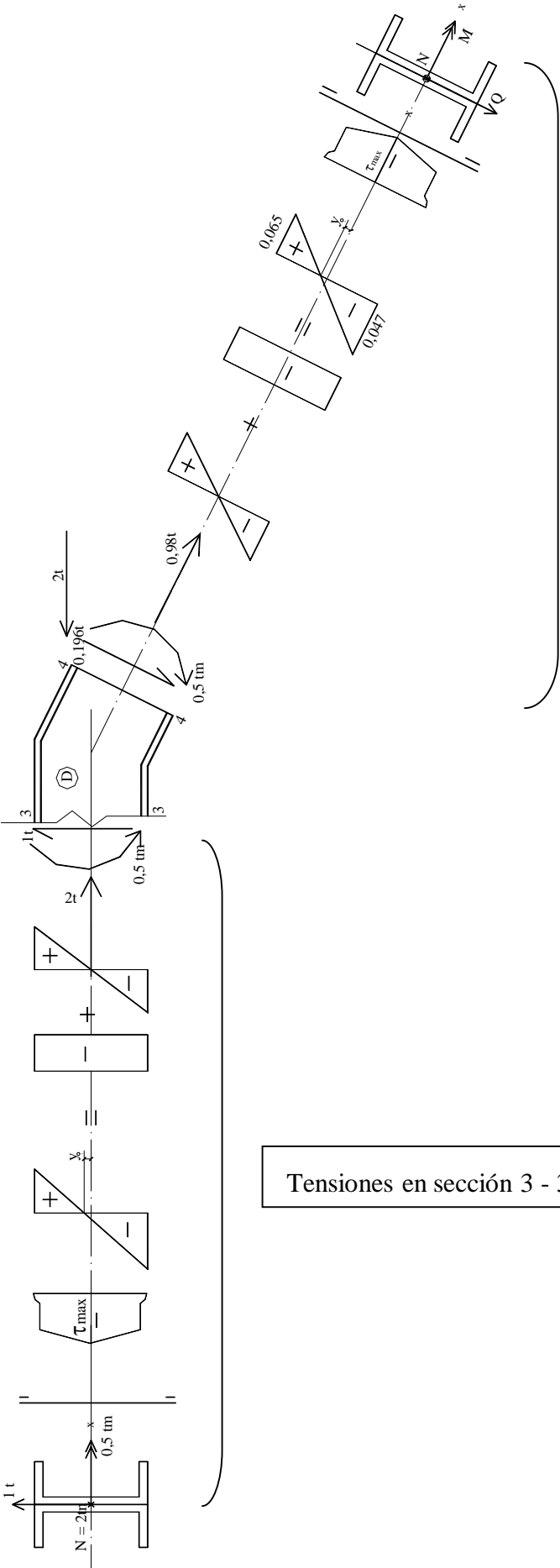
$$\sigma_z^c = \frac{+0.98}{2 \times 53,3} \pm \frac{50}{2 \times 448} = \sigma_z^c = -0,047 \text{ t/cm}^2 < 1,41 \text{ t/cm}^2 \rightarrow \text{B.C.}$$

$$\sigma_z^c = +0,065 \text{ t/cm}^2 \rightarrow \text{B.C.}$$

ADOPTAMOS 2 PNU N° 280

**C) Diagrama de tensiones**  
**Nudo C**





Tensiones en sección 4 - 4

Tensiones en sección 3 - 3

**D) Posición del eje neutro**

$$\sigma = \frac{N}{\Omega} \times \left[ 1 + \frac{e}{ix^2} y \right] = 0 \therefore y_0 = \frac{-ix^2}{e}$$

$$e = \frac{M}{N} \quad ix^2 = \frac{I_{xx}}{\Omega}$$

Para la barra AC – sección 1-1

$$e = \frac{12 \text{ tm}}{6 t} = 200 \text{ cm}$$

$$ix^2 = \frac{2 \times 6272}{2 \times 53,3} = 117,67 \text{ cm}^2$$

$$y_0 = -\frac{117,67}{200} = -0,588 \text{ (El signo menos corresponde a que } y_0 \text{ se mide en sentido contrario a } e)$$

Para la barra CD – sección 2 – 2

$$e = \frac{1250}{2} = 625 \text{ cm}$$

$$ix^2 = 117,67 \text{ cm}^2$$

$$y_0 = -\frac{117,67}{625} = -0,188 \text{ cm}$$

Para la barra BD - sección 4 - 4

$$e = \frac{50}{0,98} = 51 \text{ cm}$$

$$y_0 = -\frac{117,67}{51} = 2,306 \text{ cm}$$

---

**T.P.Nº 9.2**

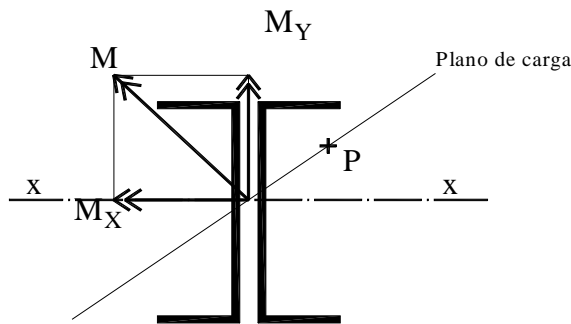
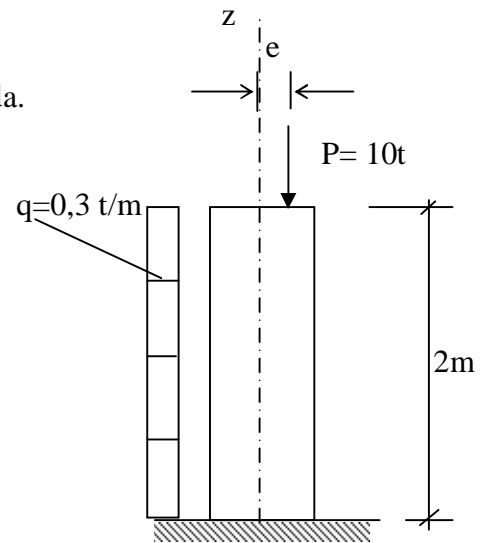
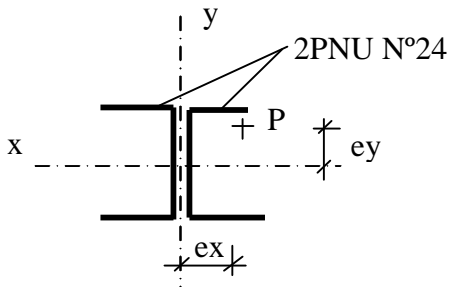
La columna de la figura se halla sometida a la acción de una carga vertical excéntrica y una carga horizontal uniformemente repartida.

se pide:

- Dibujar los diagramas M, Q y N.
- Dibujar diagrama de tensiones  $\sigma$  en la sección mas solicitada.
- Calcular analíticamente la posición del eje neutro.

$e_x = 3 \text{ cm}$      $e_y = 5 \text{ cm}$

$\sigma_{adm} = 1,4 \text{ t/cm}^2$

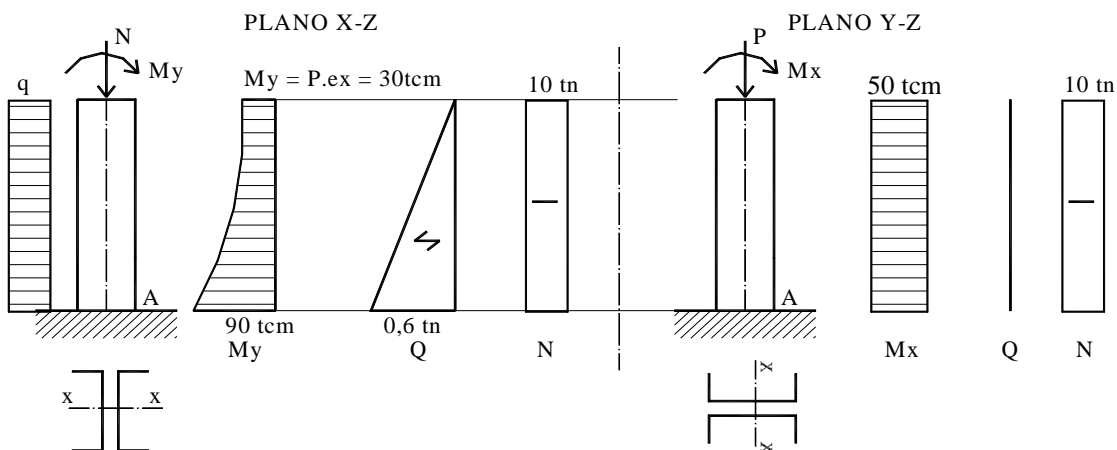


Tenemos una carga P normal excéntrica cuyo punto de aplicación no coincide con ningún eje principal de inercia. Estamos frente a un caso de **Flexión Oblicua Compuesta**.

Trasladamos la carga P al baricentro de la sección y obtenemos:

$N = P = 10$      $M_x = N \times e_y = 50 \text{ tcm}$      $M_y = N \times e_x = 30 \text{ tcm}$

**a) Diagrama de solicitaciones**



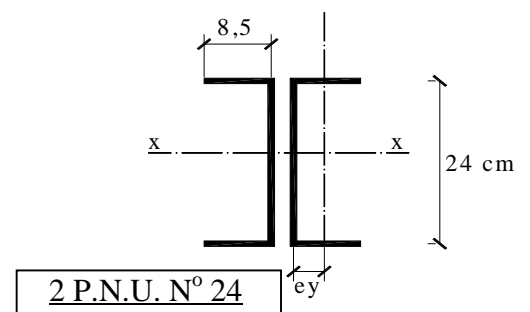
**b) Características Perfil**

$I_x = 3600 \text{ cm}^4 \times 2 = 7200 \text{ cm}^4$

$I_y = 248 \therefore I_y = 2 \times [248 + 42,3 \times 2,23^2] = 917 \text{ cm}^4$

$F = 42,3 \times 2 = 84,6 \text{ cm}^2$

$e_y = 2,23 \text{ cm}$



**c) Análisis de la sección más solicitada- (sección A)**

$$\sigma_z = \frac{N}{\Omega} + \frac{M_x}{I_x} y + \frac{M_y}{I_y} x$$

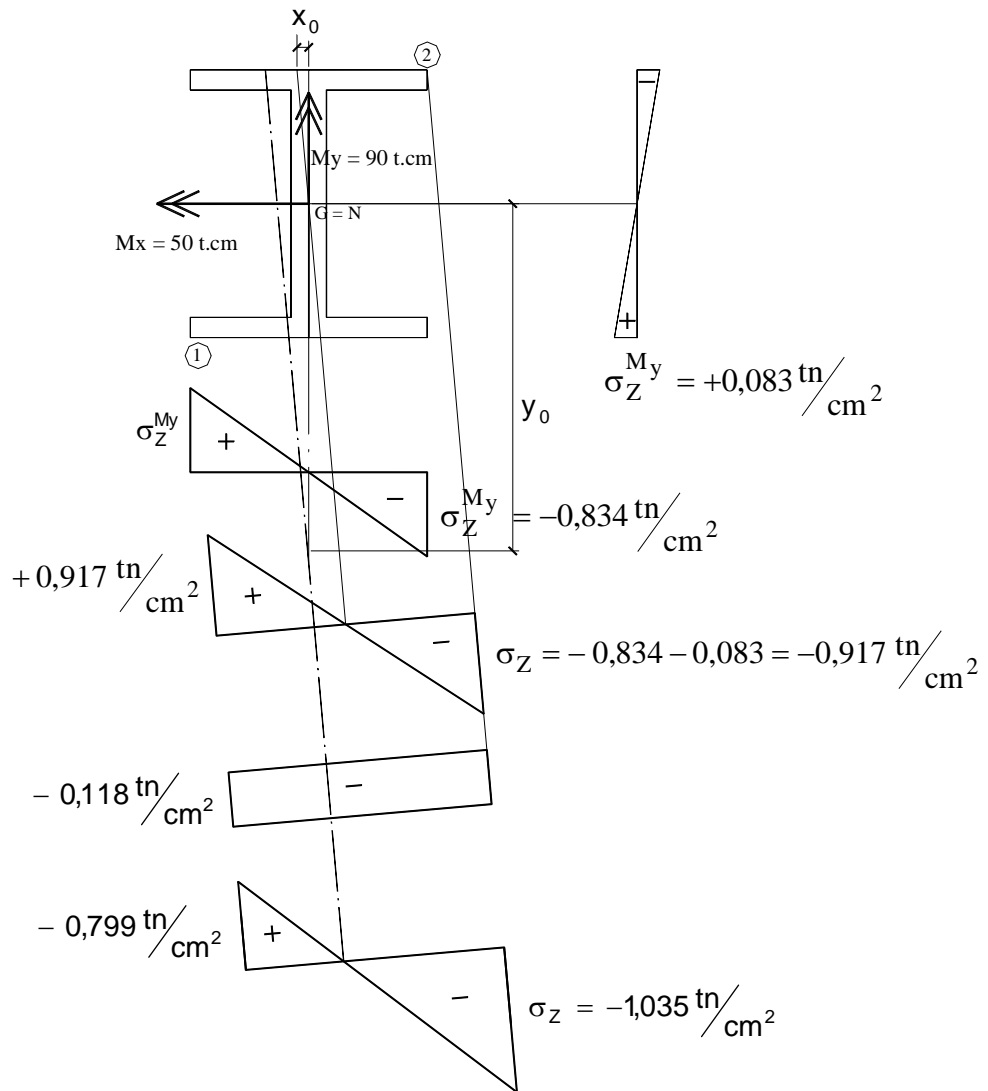
$$\sigma_z^{M_x} = \pm \frac{M_x}{I_x} y_{\max} = \pm \frac{50 \text{ tcm}}{7200} \times 12 \text{ cm} = \pm 0,083 \text{ tn/cm}^2$$

$$\sigma_z^{M_y} = \pm \frac{M_y}{I_y} x_{\max} = \pm \frac{90 \text{ tcm}}{917} \times 8,5 \text{ cm} = \pm 0,83 \text{ tn/cm}^2$$

$$\sigma_z^N = -\frac{N}{\Omega} = -\frac{10}{2 \times 42,3} = -0,118 \text{ tn/cm}^2$$

$$\sigma_z = +0,834 + 0,083 - 0,118 = 0,799 \text{ tn/cm}^2 \text{ (pto 1)}$$

$$\sigma_z = -0,834 - 0,083 - 0,118 = -1,035 \text{ tn/cm}^2 \text{ (pto 2)}$$



**d) Posición del eje neutro**

$$\sigma_z = \frac{N}{\Omega} + \frac{N \times e_y}{I_x} y + \frac{N \times e_x}{I_y} x \qquad e_x = \frac{90}{10} = 9 \text{ cm}; \quad e_y = \frac{50}{10} = 5 \text{ cm}$$

$$\sigma = \frac{N}{\Omega} \times \left[ 1 + \frac{e_y}{I_x/\Omega} y + \frac{e_x}{I_y/\Omega} x \right] = \frac{N}{\Omega} \times \left[ 1 + \frac{e_y}{ix^2} y + \frac{e_x}{iy^2} x \right] = 0$$

$$\text{si } x = 0 \quad y_0 = -\frac{ix^2}{e_y} = -\frac{\frac{7200}{2 \times 42,3}}{5 \text{ cm}} = -\frac{85,106}{5} = -17 \text{ cm}$$

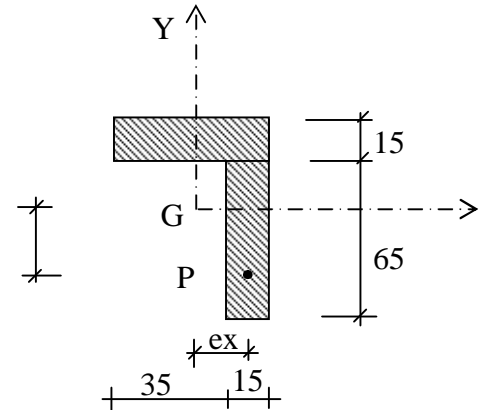
$$\text{si } y = 0 \quad x_0 = -\frac{iy^2}{e_x} = -\frac{\frac{917}{2 \times 42,3}}{9 \text{ cm}} = -\frac{10,839}{9} = -1,20 \text{ cm}$$



**TPN°.9.3:**

Para la sección de la figura se pide:

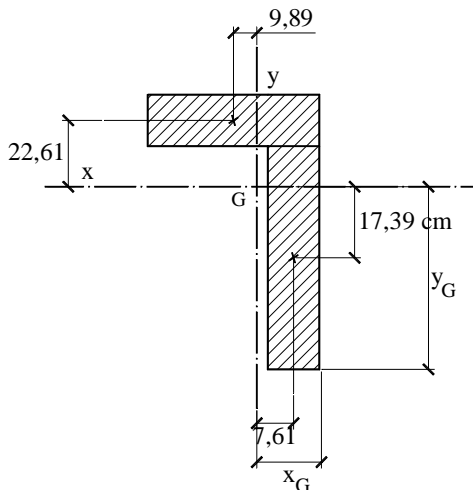
- Dibujar el diagrama de tensiones “ $\sigma$ ” producidas por aplicación de una carga “P” excéntrica. La sección resiste, tensiones de tracción y compresión.
- Hallar el núcleo central.



**DATOS**

- P = 8 tn**
- ex = 8cm**
- ey = 10 cm**

**a) Propiedades Geométricas de la sección**



**Area Seccion**

$$\begin{aligned}\Omega_1 &= 50 \times 15 = 750 \text{ cm}^2 \\ \Omega_2 &= 15 \times 65 = 975 \text{ cm}^2 \\ \Omega &= 750 + 975 = 1725 \text{ cm}^2\end{aligned}$$

**Baricentro Seccion**

$$\begin{aligned}X_G &= \frac{750 \times 25 + 975 \times 7,5}{1725} = 15,11 \text{ cm} \\ Y_G &= \frac{750 \times 72,5 + 975 \times 32,5}{1725} = 49,89 \text{ cm}\end{aligned}$$

**Momentos de inercia**

$$\begin{aligned}I_x &= \frac{50 \times 15^3}{12} + 750 \times 22,61^2 + \frac{15 \times 65^3}{12} + 975 \times 17,39^2 = 1.035.605 \text{ cm}^4 \\ I_y &= \frac{15 \times 50^3}{12} + 750 \times 9,89^2 + 65 \times \frac{15^3}{12} + 975 \times 7,61^2 = 304.355 \text{ cm}^4 \\ I_{xy} &= 750 \times (-9,89) \times 22,61 + 975 \times (-17,39) \times 7,61 = -296.739 \text{ cm}^4\end{aligned}$$

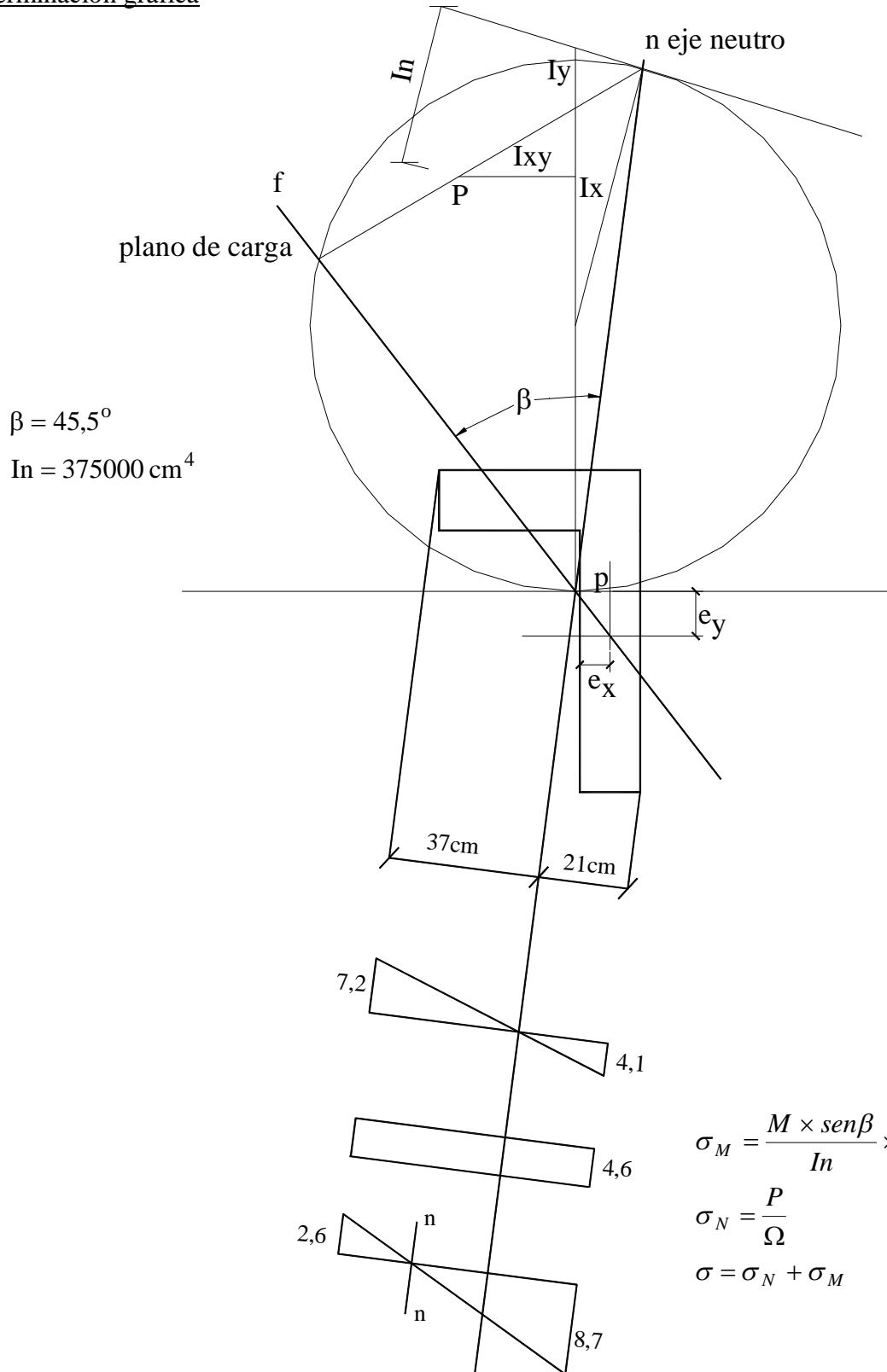
**b) Tensiones**

$$\sigma_{\max} = \frac{N}{\Omega} + \frac{M \cdot \text{sen}\beta}{I_n} \times y_n$$

Flexión Compuesta Oblicua

donde  $\delta = \sqrt{ex^2 + ey^2} = \sqrt{8^2 + 10^2} = 12,80 \text{ cm}$   
 $M = P \times \delta = 8 \text{ tn} \times 12,8 \text{ cm} = 102,4 \text{ tn.m}$

Determinación gráfica



Reemplazando valores

$$\sigma_{máx.}^{(-)} = \frac{-8 \text{ tn}}{1725 \text{ cm}^2} - \frac{102,4 \text{ tn.m} \times \text{sen}(45,5^\circ)}{375000 \text{ cm}^4} \times 21 \text{ cm} = -0,0046 - 0,0041 = -0,0087 \text{ tn/cm}^2$$

$$\sigma_{máx.}^{(+)} = \frac{-8 \text{ tn}}{1725 \text{ cm}^2} + \frac{102,4 \text{ tn.m} \times \text{sen}(45,5^\circ)}{375000 \text{ cm}^4} \times 37 \text{ cm} = -0,0046 + 0,0072 = +0,0026 \text{ tn/cm}^2$$

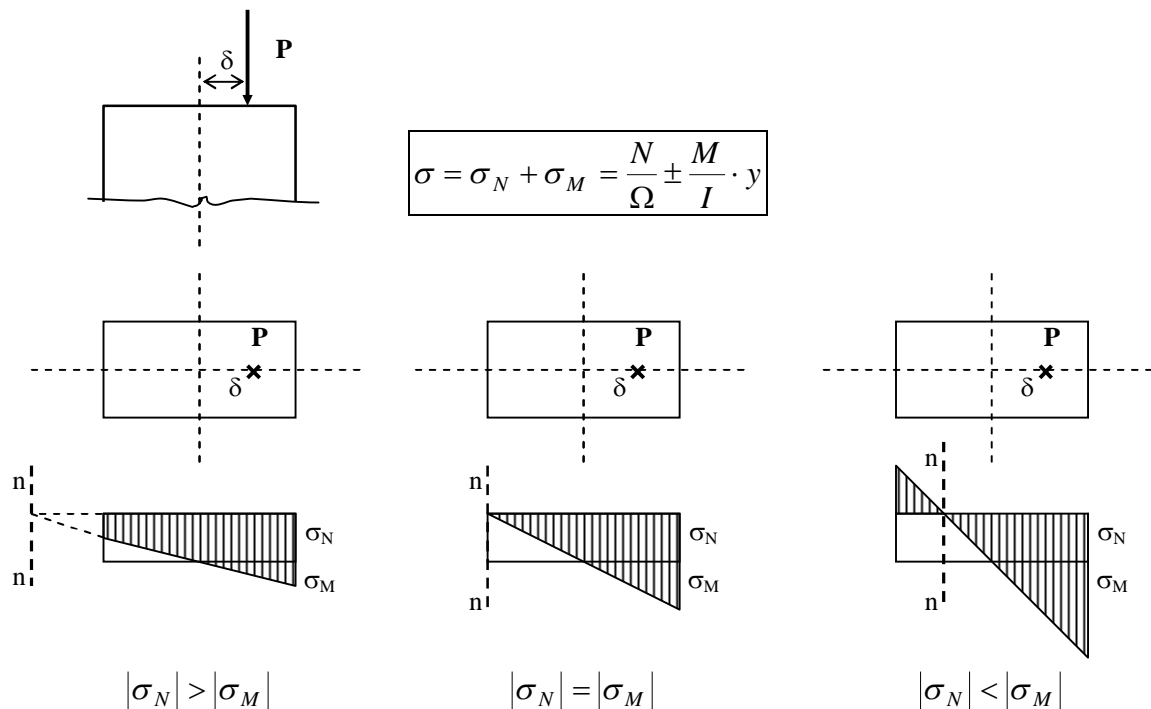
**c) Núcleo Central**

Antes de resolver el núcleo central de este ejercicio haremos un breve repaso teórico.

**Definición:** El Núcleo Central es el lugar geométrico de los centros de presiones (puntos de aplicación de la carga) de modo que en la sección se generen tensiones de un solo signo.

**Propiedades:**

- Para originar tensiones de un solo signo, el eje neutro debe ser tangente o exterior a la sección.

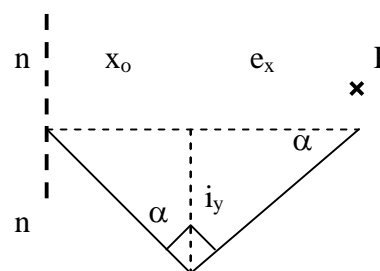


- Para ubicar al eje neutro, se establece una relación entre el punto de aplicación de la carga y la ubicación del eje neutro, a través los radios de inercia respecto al eje neutro.

**Ubicación del eje neutro**

$$\sigma = \frac{P}{\Omega} + \frac{P \cdot e_x}{I_y} \cdot x_o = 0$$

$$P = \left( \frac{1}{\Omega} + \frac{e_x}{I_y} \cdot x_o \right) = 0 \Rightarrow x_o = -\frac{I_y}{\Omega} \cdot \frac{1}{e_x} = -\frac{i_y^2}{e_x}$$



Análogamente:  $x_o = -\frac{i_y^2}{e_x}$        $y_o = -\frac{i_x^2}{e_y}$        $y_n = -\frac{i_n^2}{e_n}$

dónde:  $i_y = \sqrt{\frac{I_y}{\Omega}}$        $i_x = \sqrt{\frac{I_x}{\Omega}}$        $i_n = \sqrt{\frac{I_n}{\Omega}}$

- La ubicación del eje neutro no depende de la intensidad de la carga, sino de su ubicación de la carga.
- La carga se ubica en una dirección conjugada al eje neutro, es decir la inercia centrífuga respecto de ambos ejes resulta cero.

- Si la carga se desplaza a lo largo de una recta que pasa por el baricentro de la sección (plano de carga), el eje neutro se desplaza paralelo a si mismo. Al alejarse la carga del baricentro (G) de la sección, el eje neutro se acerca a G.
- Si la carga se desplaza por una recta que no pasa por el baricentro de la sección, el eje neutro rota sobre un punto (vértice).

### Trazado

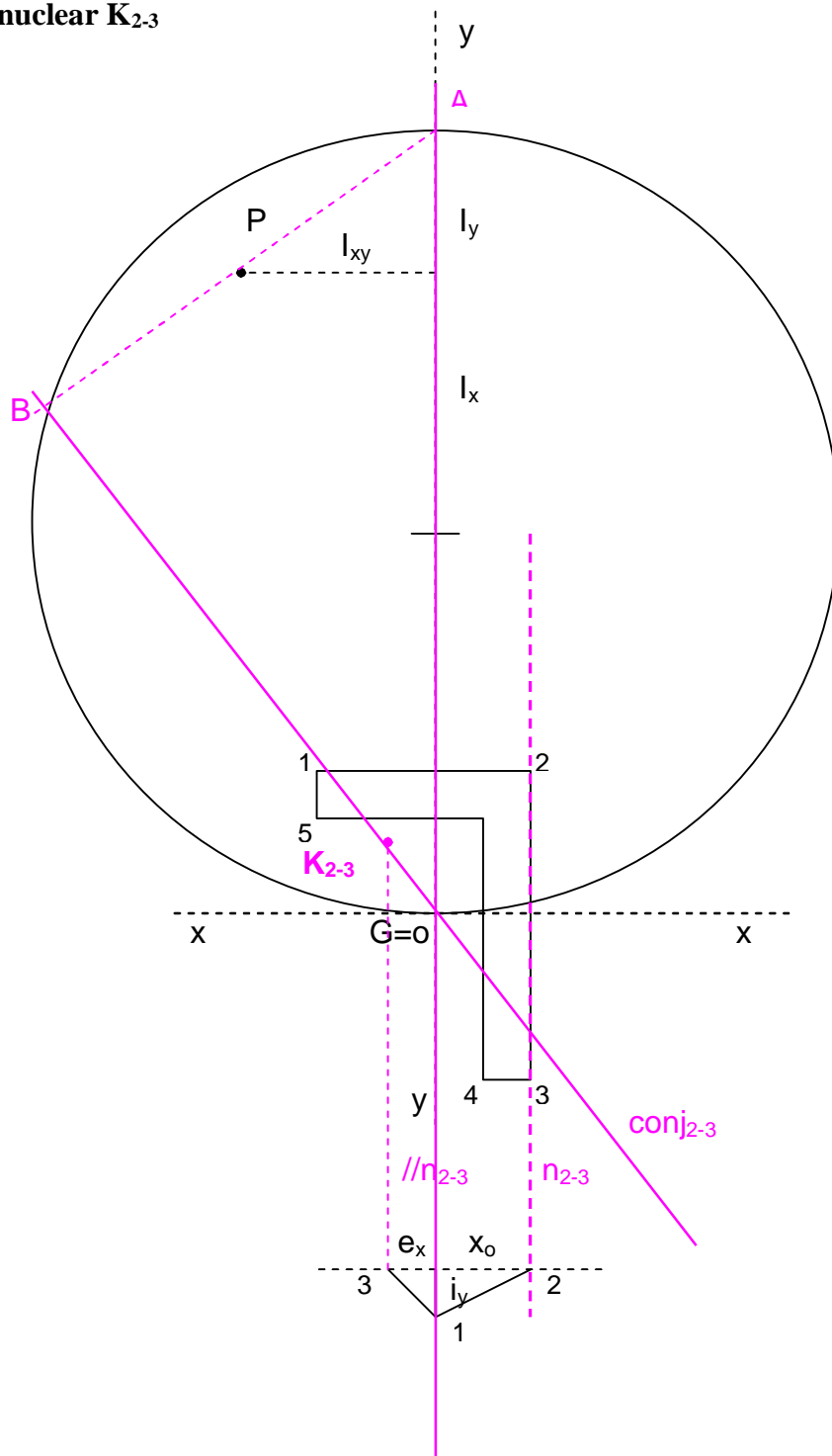
1. Se adopta escala de dibujo , escala de inercia y sistema de coordenadas x-o-y.

$$Esc.D = \frac{[cm]Dibujo}{[cm]Real} \qquad Esc.I = \frac{[cm^4]Dibujo}{[cm^4]Real}$$

2. Se dibuja la sección con su baricentro G coincidente con el ejes de coordenadas O, y se enumeran los vértices.
3. Se traza el círculo de Mohr-Land conociendo  $I_x - I_y - I_{xy}$ .
4. Se consideran ejes neutros tangentes a la sección sin cortarla ( $n_{1-2} - n_{2-3} - n_{3-4} - n_{4-5} - n_{5-1}$ ).
5. Los puntos nucleares se ubican sobre una dirección conjugada al eje neutro (plano de carga), para lo cual:
  - a. Se traza una paralela al eje neutro que pase por el baricentro G dela sección, dicho eje corta al círculo en un punto A.
  - b. Se traza la cuerda que une A con P (punto principal del círculo). Dicha cuerda corta al círculo en un punto B.
  - c. Uniendo B con G (baricentro de la sección) se obtiene la dirección conjugada al eje neutro.
6. Para ubicar el punto nuclear, se procede de la siguiente manera:
  - a. Se traza una línea de referencia (normal al eje neutro baricéntrico) a partir de la cual se mide el radio de giro respecto del eje neutro ( $i_x - i_y - i_n$ ) según corresponda (punto 1).
  - b. Se conoce la ubicación del eje neutro ( $y_o - x_o - y_n$ ) como la distancia entre el eje neutro baricéntrico y el eje neutro real (punto 2).
  - c. Se traza una recta que une ambas distancias (recta 1-2) y se traza una recta normal a la anterior (recta 1-3) hasta la línea de referencia determinando la excentricidad de la carga (punto 3).
  - d. Se traza por el punto 3 una paralela al eje neutro hasta cortar a la dirección conjugada (plano de carga) que determina el punto de aplicación de la carga o punto nuclear K.
7. Se procede de la misma forma con los demás ejes neutros, circunscribiendo a la sección.
8. Uniendo los puntos nucleares, se obtiene la forma geométrica del núcleo central.

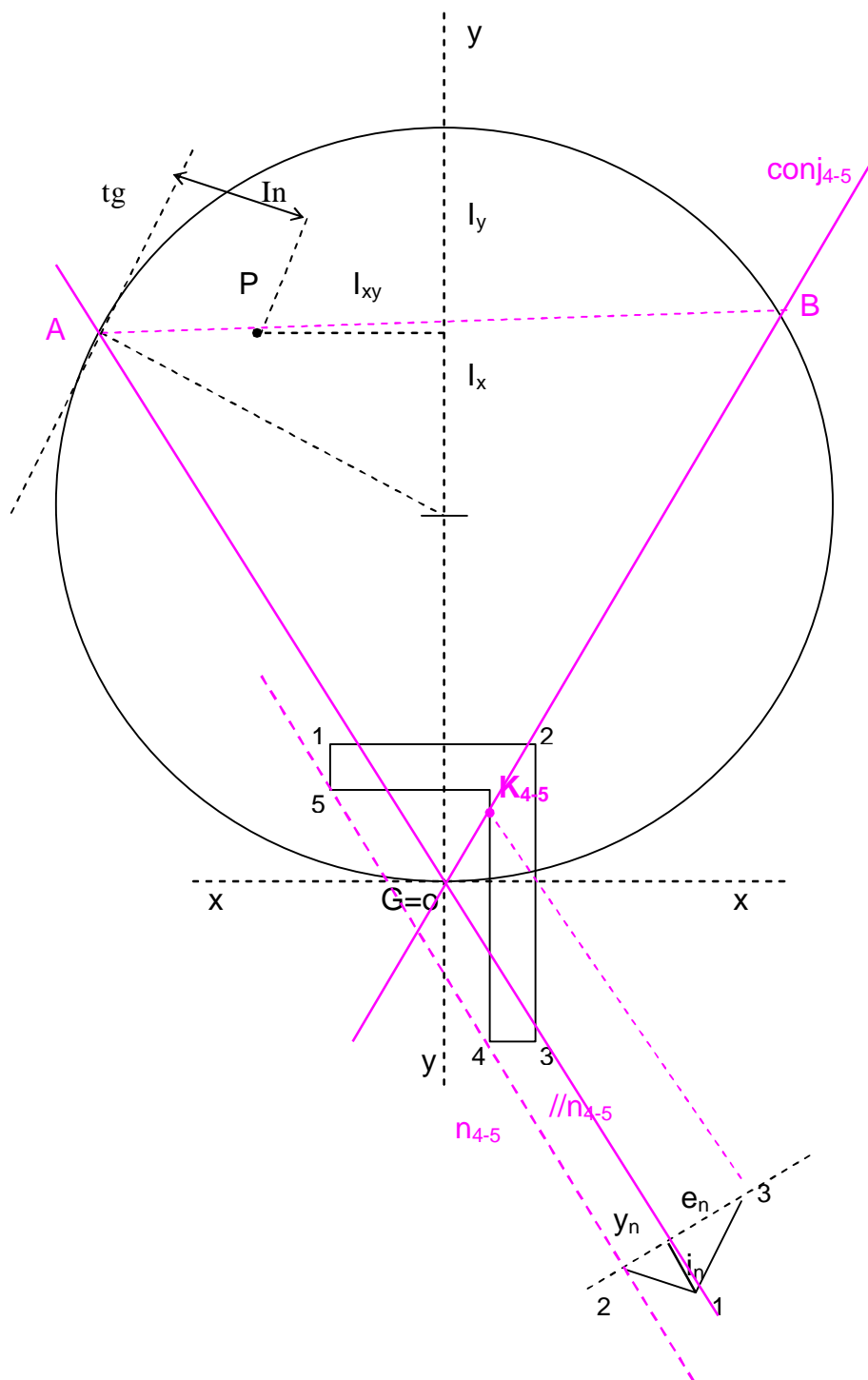
Calculemos ahora el núcleo central de la sección, empezando por el eje 2-3

A) Punto nuclear  $K_{2-3}$

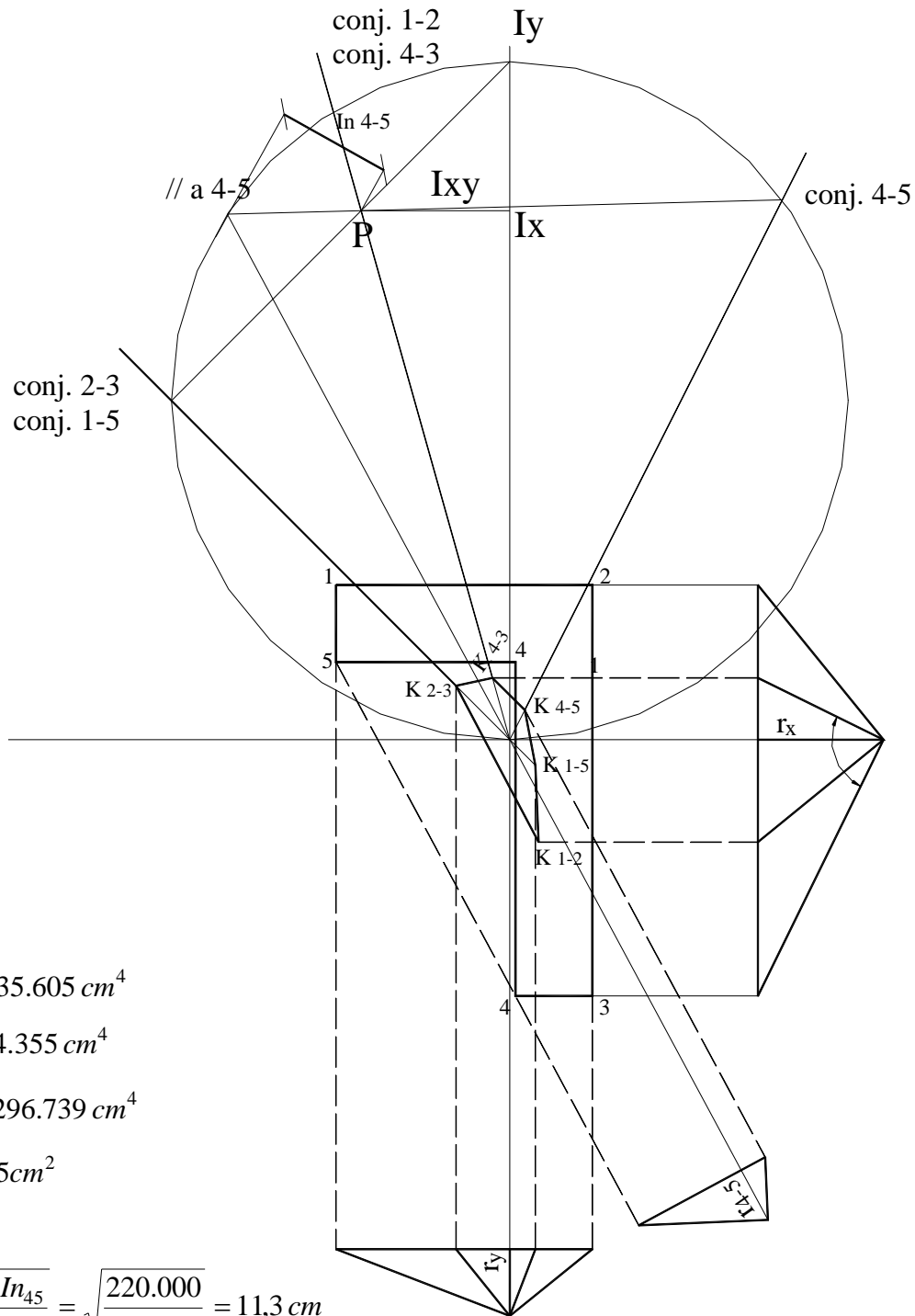




C) Punto nuclear  $K_{4.5}$



NUCLEO CENTRAL



$$I_x = 1.035.605 \text{ cm}^4$$

$$I_y = 304.355 \text{ cm}^4$$

$$I_{xy} = -296.739 \text{ cm}^4$$

$$\Omega = 1725 \text{ cm}^2$$

$$r_{n54} = \sqrt{\frac{I_{n45}}{\Omega}} = \sqrt{\frac{220.000}{1725}} = 11,3 \text{ cm}$$

$$r_x = \sqrt{\frac{I_x}{\Omega}} = \sqrt{\frac{1.035.605}{1.725}} = 24,5 \text{ cm}$$

$$r_y = \sqrt{\frac{I_y}{\Omega}} = \sqrt{\frac{304.355}{1.725}} = 13,28 \text{ cm}$$



**Cálculo analítico de la posición de los puntos nucleares**

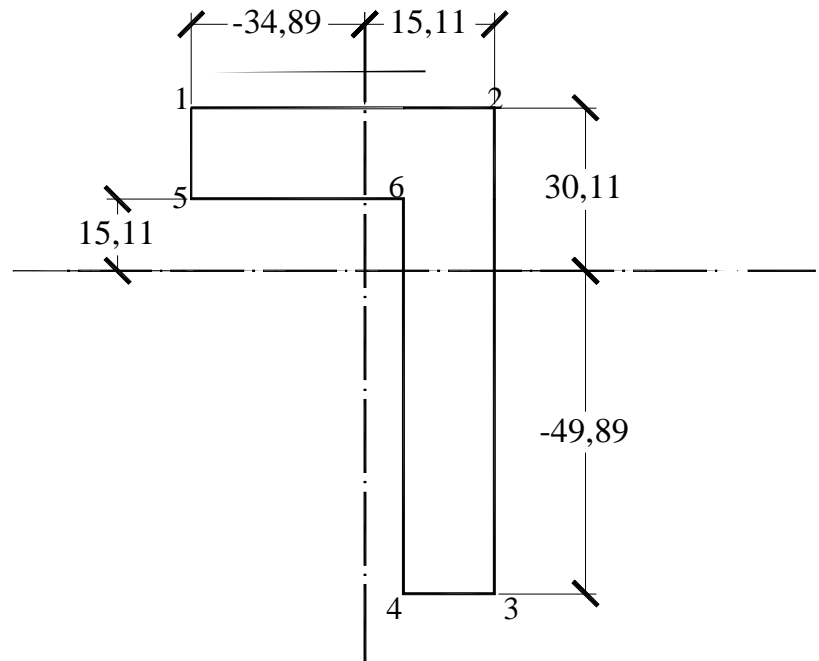
**Formulas**

$$X_K = \frac{I_y \times (y_A - y_B) - I_{xy} \times (x_A - x_B)}{\Omega \times (y_B \times x_A - y_A \times x_B)}$$

$$Y_K = \frac{I_{xy} \times (y_A - y_B) - I_x \times (x_A - x_B)}{\Omega \times (y_B \times x_A - y_A \times x_B)}$$

**Coordenadas de los puntos del eje neutro**

Punto	X	Y
1	-34,89	30,11
2	15,11	30,11
3	15,11	-49,89
4	0,11	-49,89
5	-34,89	15,11



**Propiedades geométricas de la sección**

$$I_y = 304.355 \text{ cm}^4$$

$$I_x = 1.035.605 \text{ cm}^4$$

$$I_{xy} = -296.739 \text{ cm}^4$$

$$\Omega = 1.725 \text{ cm}^2$$

**Eje neutro coincidente con 1-2**

$$X_{K1-2} = \frac{304.355 \times [30,11 - 30,11] - (-296.739) \times [-34,89 - 15,11]}{1.725 \times [30,11 \times (-34,89) - 30,11 \times 15,11]} = 5,71 \text{ cm}$$

$$Y_{K1-2} = \frac{-296.739 \times [30,11 - 30,11] - 1.035.605 \times [-34,89 - 15,11]}{1.725 \times (-1.505,5)} = -19,94 \text{ cm}$$

**Eje neutro coincidente con 2-3**

$$X_{K2-3} = \frac{304.355 \times [30,11 - (-49,89)] - (-296.739) \times [15,11 - 15,11]}{1.725 \times [-49,89 \times 15,11 - 30,11 \times 15,11]} = -11,68 \text{ cm}$$

$$Y_{K2-3} = \frac{-296.739 \times [30,11 - (-49,89)] - 1.035.605 \times [15,11 - 15,11]}{1.725 \times (-1.208,8)} = 11,38 \text{ cm}$$

**Eje neutro coincidente con 3-4**

$$X_{K3-4} = \frac{304.355 \times [(-49,89) - (-49,89)] - (-296.739) \times [15,11 - 0,11]}{1.725 \times [-49,89 \times 15,11 - (-49,89) \times 0,11]} = -3,45 \text{ cm}$$

$$Y_{K3-4} = \frac{-296.739 \times [(-49,89) - (-49,89)] - 1.035.605 \times [15,11 - 0,11]}{1.725 \times (-748,35)} = 12,03 \text{ cm}$$

**Eje neutro coincidente con 4-5**

$$X_{K4-5} = \frac{304.355 \times [-49,89 - 15,11] - (-296.739) \times [0,11 - (-34,89)]}{1.725 \times [15,11 \times 0,11 - (-49,89) \times (-34,89)]} = 3,13 \text{ cm}$$

$$Y_{K4-5} = \frac{-296.739 \times [-49,89 - 15,11] - 1.035.605 \times [0,11 - (-34,89)]}{1.725 \times (-1739)} = 5,65 \text{ cm}$$

**Eje neutro coincidente con 1-5**

$$X_{K5-1} = \frac{304.355 \times [15,11 - 30,11] - (-296.739) \times [(-34,89) - (-34,89)]}{1.725 \times [30,11 \times (-34,89) - 15,11 \times (-34,89)]} = 5,07 \text{ cm}$$

$$Y_{K5-1} = \frac{(-296.739) \times [15,11 - 30,11] - 1.035.605 \times [(-34,89) - (-34,89)]}{1.725 \times (-521,95)} = -4,94 \text{ cm}$$

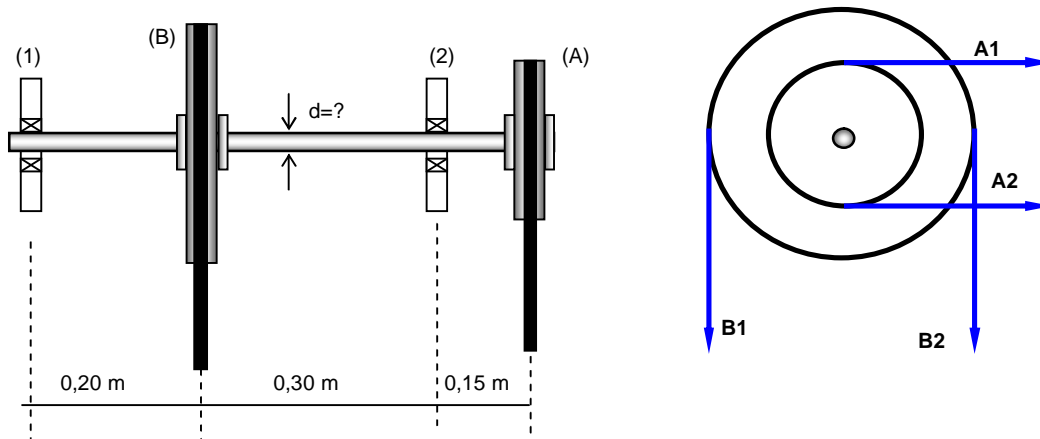
***Coordenadas de los puntos nucleares***

Punto	X	Y
K <sub>1-2</sub>	5,71	-19,94
K <sub>2-3</sub>	-11,68	11,38
K <sub>3-4</sub>	-3,45	12,03
K <sub>4-5</sub>	3,13	5,65
K <sub>5-1</sub>	5,07	-4,94

**T.P.Nº 9.4**

La polea (1) transmite al eje de acero de sección circular maciza, un momento torsor generado por un motor de  $N=6,3CV$  de potencia que gira a  $n=100\text{ rpm}$ .

Dimensionar el eje, usando la teoría de rotura de Huber-Mises-Hencky (o de la máxima energía de distorsión). No tener en cuenta el peso propio de las poleas ni del eje.



**Datos:**

<b>Material del eje</b>	$\sigma_{adm} = 2\text{ tn/cm}^2$	$E = 2100\text{ Kg/cm}^2$
<b>Poleas</b>	$r = A1/A2 = 4$	$R_A = 100\text{ mm}$
	$r = B1/B2 = 2,5$	$R_B = 150\text{ mm}$

**1- Determinacion de las cargas**

El momento torsor  $Mt$  a lo largo de su deformación correspondiente  $\phi$ , realiza un trabajo  $W$  igual a :

$$W = Mt \times \phi$$

La potencia se define como el trabajo que se realiza en la unidad de tiempo, es decir:

$$N = \frac{dW}{dt} = Mt \times \frac{d\phi}{dt} = Mt \times \omega$$

donde  $\omega$  es la velocidad angular, que puede expresarse en términos de la frecuencia o del numero de vueltas por minuto  $n(\text{rpm})$ :

$$\omega[\text{rad / seg}] = 2 \cdot \pi \cdot f = \frac{2 \cdot \pi \cdot n(\text{rpm})}{60(\text{seg / min})}$$

Entonces la potencia puede escribirse como:

$$N[W] = \frac{2 \cdot \pi \cdot n[\text{rpm}]}{60} \cdot Mt[N.m]$$

y el momento torsor transmitido por el motor resulta:

$$Mt[N.m] = \frac{60}{2 \cdot \pi} \frac{N[W]}{n[\text{rpm}]}$$

En Unidades SI

Haciendo una conversión de unidades pues la potencia en general se expresa en HP o CV:

siendo  $\boxed{1CV = 735,5W}$  Y  $\boxed{1HP = 745,7W}$

$$Mt[N.m] = \frac{60}{2 \cdot \pi} \times \frac{N[W] \cdot 735,5[W / CV]}{n[rpm]} = 7023,5 \frac{N[CV]}{n[rpm]}$$

$$Mt[N.m] = \frac{60}{2 \cdot \pi} \times \frac{N[W] \cdot 745,7[W / HP]}{n[rpm]} = 7120,9 \frac{N[HP]}{n[rpm]}$$

siendo  $\boxed{1N = 9,81Kg}$

$$Mt[Kg.m] = \frac{7023,5}{9,81[Kg / N]} \times \frac{N[CV]}{n[rpm]} = 716 \times \frac{N[CV]}{n[rpm]}$$

$$Mt[Kg.m] = \frac{7120,9}{9,81[Kg / N]} \times \frac{N[HP]}{n[rpm]} = 726 \times \frac{N[HP]}{n[rpm]}$$

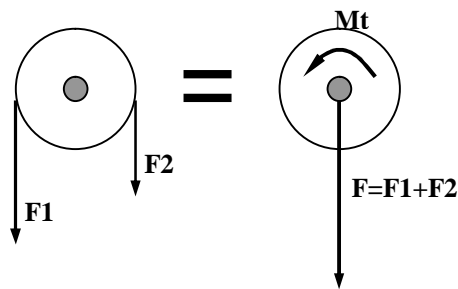
luego:

$$\boxed{Mt[Kg.m] = 716 \cdot \frac{N(CV)}{n(rpm)} = 726 \cdot \frac{N(HP)}{n(rpm)}}$$

a) *Momento torsor transmitido por el motor.*

$$Mt[Kg.m] = 716 \cdot \frac{6,3(CV)}{100(rpm)} = 45Kg.m = 4500Kg.cm$$

b) *Fuerzas en las poleas*



$$Mt = F_1 \times R - F_2 \times R$$

siendo  $\boxed{F_1 = r \times F_2}$

$$Mt = (r - 1)F_2 \times R$$

$$\boxed{F_2 = \frac{Mt}{(r - 1) \times R}}$$

**En la Polea (B)**

La polea (B) transmite el momento torsor generado por el motor, tal que  $Mt_B = 4500Kg.cm$

$$B_2 = \frac{Mt_B}{(r - 1) \times R_B} = \frac{4500Kg.cm}{(2,5 - 1) \times 15cm} = 200Kg$$

$$B_1 = r \times B_2 = 2,5 \times 200Kg = 500Kg$$

$$F_B = B_1 + B_2 = 700Kg$$

**En la Polea (A)**

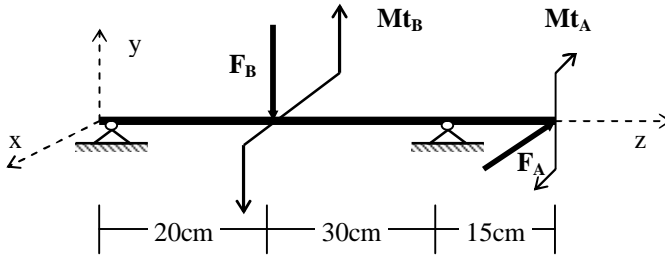
La polea (A) absorbe el momento torsor transmitido por la polea B, por lo tanto  $Mt_A = 4500Kg.cm$

$$A_2 = \frac{Mt_A}{(r-1) \times R_A} = \frac{4500 \text{ Kg.cm}}{(4-1) \times 10 \text{ cm}} = 150 \text{ Kg}$$

$$A_1 = r \times A_2 = 4 \times 150 \text{ Kg} = 600 \text{ Kg}$$

$$F_A = A_1 + A_2 = 750 \text{ Kg}$$

**2- Solicitaciones**



**CARGAS**

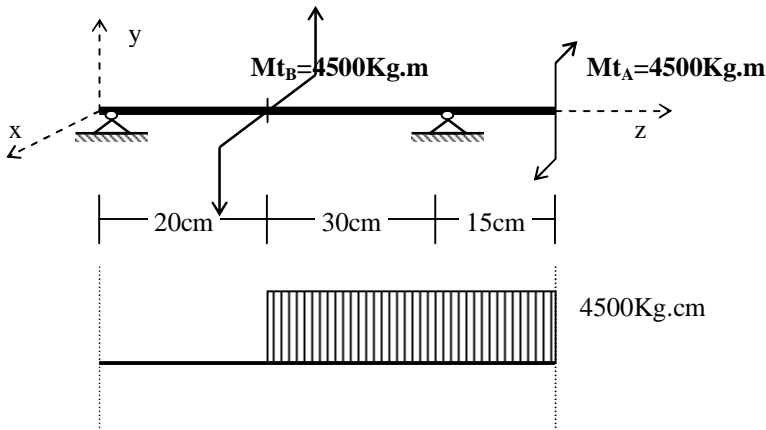
$Mt_A = 4500 \text{ Kg.cm}$

$Mt_B = 4500 \text{ Kg.cm}$

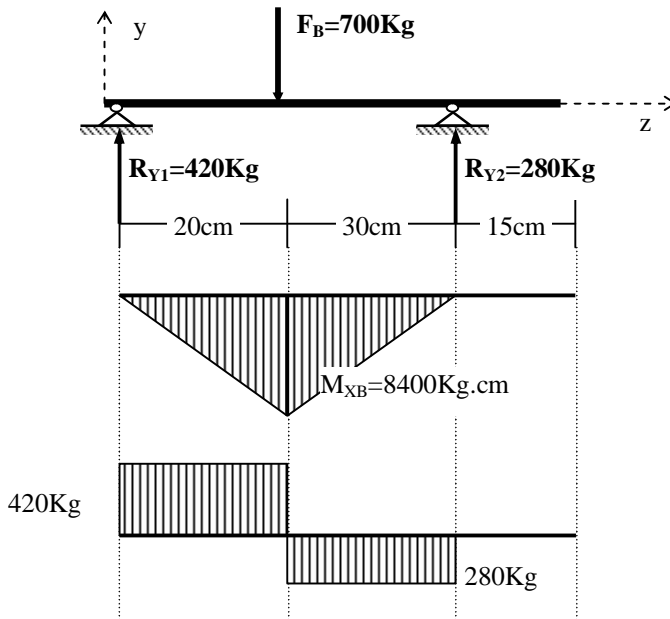
$F_A = 750 \text{ Kg}$

$F_B = 700 \text{ Kg}$

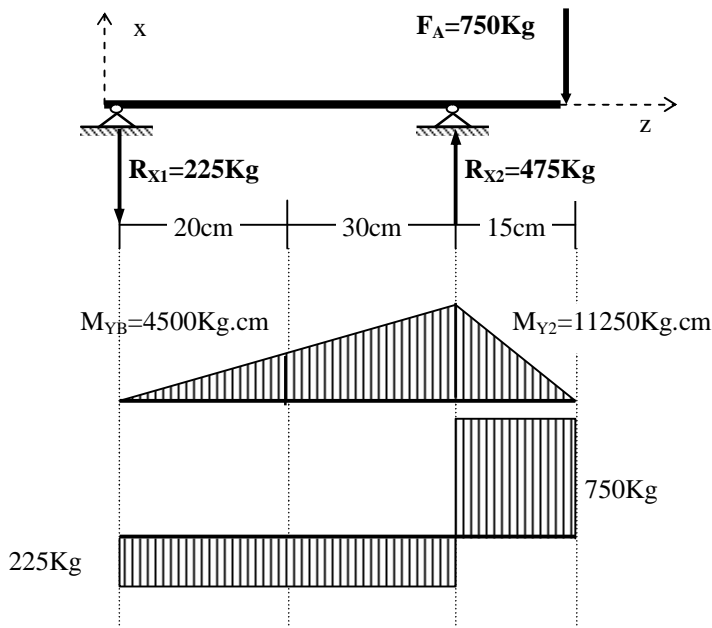
**a) Debido al Momento Torsor**



**b) Debido a las cargas verticales (Flexión en el plano ZY →  $M_x - Q_y$ )**

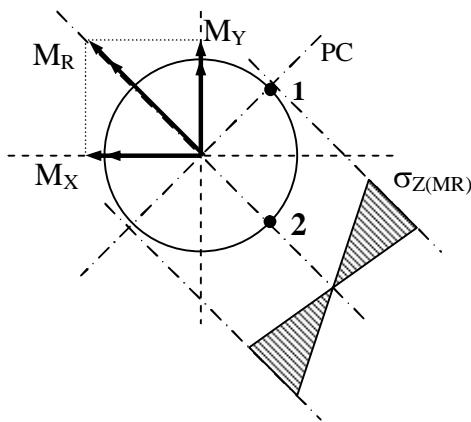


c) Debido a las cargas horizontales (Flexión en el plano ZX  $\rightarrow M_Y - Q_X$ )

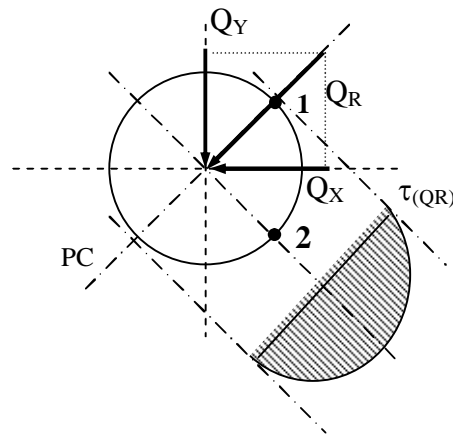


3- Esfuerzos

a) Debido a  $M_f$



b) Debido a  $Q$



$$M_R = \sqrt{M_X^2 + M_Y^2}$$

SECCION B

$$M_R = \sqrt{(8400 \text{ Kg.cm})^2 + (4500 \text{ Kg.cm})^2} = 9529 \text{ Kg.cm}$$

SECCION 2

$$M_R = \sqrt{(11250 \text{ Kg.cm})^2 + (0 \text{ Kg.cm})^2} = 11250 \text{ Kg.cm}$$

$$Q_R = \sqrt{Q_X^2 + Q_Y^2}$$

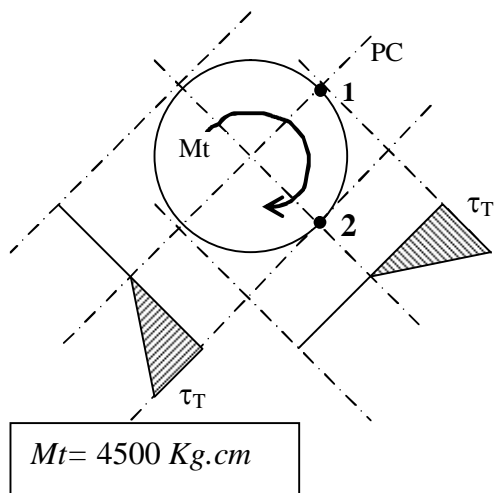
SECCION 1

$$Q_R = \sqrt{(225 \text{ Kg})^2 + (420 \text{ Kg})^2} = 426 \text{ Kg}$$

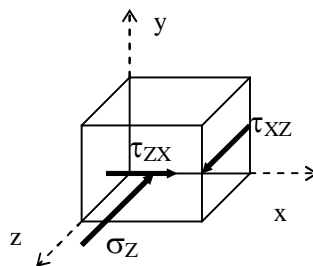
SECCION A

$$Q_R = \sqrt{(750 \text{ Kg})^2 + (0 \text{ Kg})^2} = 750 \text{ Kg}$$

c) Debido a Mt



d) Analysis

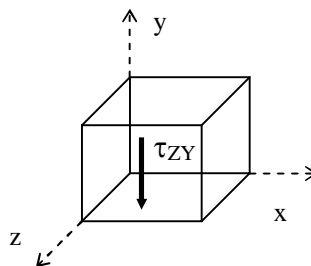


**Punto 1**

$$\begin{aligned} \sigma_M &= \sigma_{\max} \\ \tau_Q &= 0 \\ \tau_T &= \tau_{\max} \end{aligned}$$

luego

$$\begin{aligned} \sigma_Z &= \sigma_M \\ \tau_{ZY} &= \tau_T \end{aligned}$$



**Punto 2**

$$\begin{aligned} \sigma_M &= 0 \\ \tau_Q &= \tau_{\max} \\ \tau_T &= \tau_{\max} \end{aligned}$$

luego

$$\begin{aligned} \sigma_Z &= 0 \\ \tau_{ZY} &= \tau_Q + \tau_T \end{aligned}$$

4- Dimensionamiento

$$\sigma_{C(MHM)} = \sqrt{\sigma_X^2 + \sigma_Z^2 - \sigma_X \cdot \sigma_Z + 3 \cdot \tau_{ZX}^2} \leq \sigma_{adm}$$

para  $\sigma_X = 0 \rightarrow \sigma_C = \sqrt{\sigma_Z^2 + 3 \cdot \tau_{ZX}^2} \leq \sigma_{adm}$

Para el PUNTO 1 – SECCION 2

$$\sigma_Z = \frac{Mf}{Wf} = \frac{32 \cdot Mf}{\pi \cdot d^3} \quad \text{y} \quad \tau_{ZY} = \frac{Mt}{Wt} = \frac{16 \cdot Mf}{\pi \cdot d^3}$$

$$\sigma_C = \sqrt{\left(\frac{32 \cdot Mf}{\pi \cdot d^3}\right)^2 + 3 \cdot \left(\frac{16 \cdot Mf}{\pi \cdot d^3}\right)^2} \leq \sigma_{adm}$$

De la ecuación anterior se obtiene el diámetro necesario del eje. En la misma se considerarán los coeficientes Kf y Kt que mayoran las solicitaciones para tener en cuenta los efectos dinámicos de las cargas, resultando:

$$d = 2,17 \cdot \sqrt[3]{\frac{1}{\sigma_{adm}} \sqrt{(Kf \cdot Mf)^2 + 0,75 \cdot (Kt \cdot Mt)^2}}$$

reemplazando valores:

$$d = 2,17 \cdot \sqrt[3]{\frac{1}{2000 \text{ Kg/cm}^2} \sqrt{(1,5 \times 11250 \text{ Kg.cm})^2 + 0,75 \cdot (1,1 \times 4500 \text{ Kg.cm})^2}} = 4,46 \text{ cm}$$

Adoptamos  $d = 45 \text{ mm}$

Verificación para el PUNTO 2 – SECCION A

$$\sigma_C = \sqrt{\sigma_Z^2 + 3 \cdot \tau_{ZY}^2} \leq \sigma_{adm} \quad \text{con} \quad \sigma_Z = 0 \quad \text{y} \quad \tau_{ZY} = \tau_Q + \tau_T$$

$$\tau_{QMAX} = \frac{Q \cdot S}{I \cdot B} = \frac{4}{3} \times \frac{4 \cdot Q}{\pi \cdot d^2} = \frac{4}{3} \times \frac{4 \cdot 750Kg}{\pi \cdot (4,5cm)^2} = 62,9Kg / cm^2$$

$$\tau_{TMAX} = \frac{Mt}{Wt} = \frac{16 \cdot Mt}{\pi \cdot d^3} = \frac{16 \cdot 4500Kg \cdot m}{\pi \cdot (4,5cm)^3} = 251,5Kg / cm^2$$

$$\tau_{ZY} = 62,9Kg / cm^2 + 1,1 \times 251,5Kg / cm^2 = 339,6Kg / cm^2$$

$$\sigma_C = \sqrt{0 + 3 \cdot (339,6Kg / cm^2)^2} = 588,2Kg / cm^2 \leq \sigma_{adm} (2000Kg / cm^2) \Rightarrow B.C.$$