

# CIENCIA DE LOS MATERIALES

## *ENSAYO DE FLEXIÓN*

*(Ing. Careglio)*

- Clasificación mediante el efecto que producen

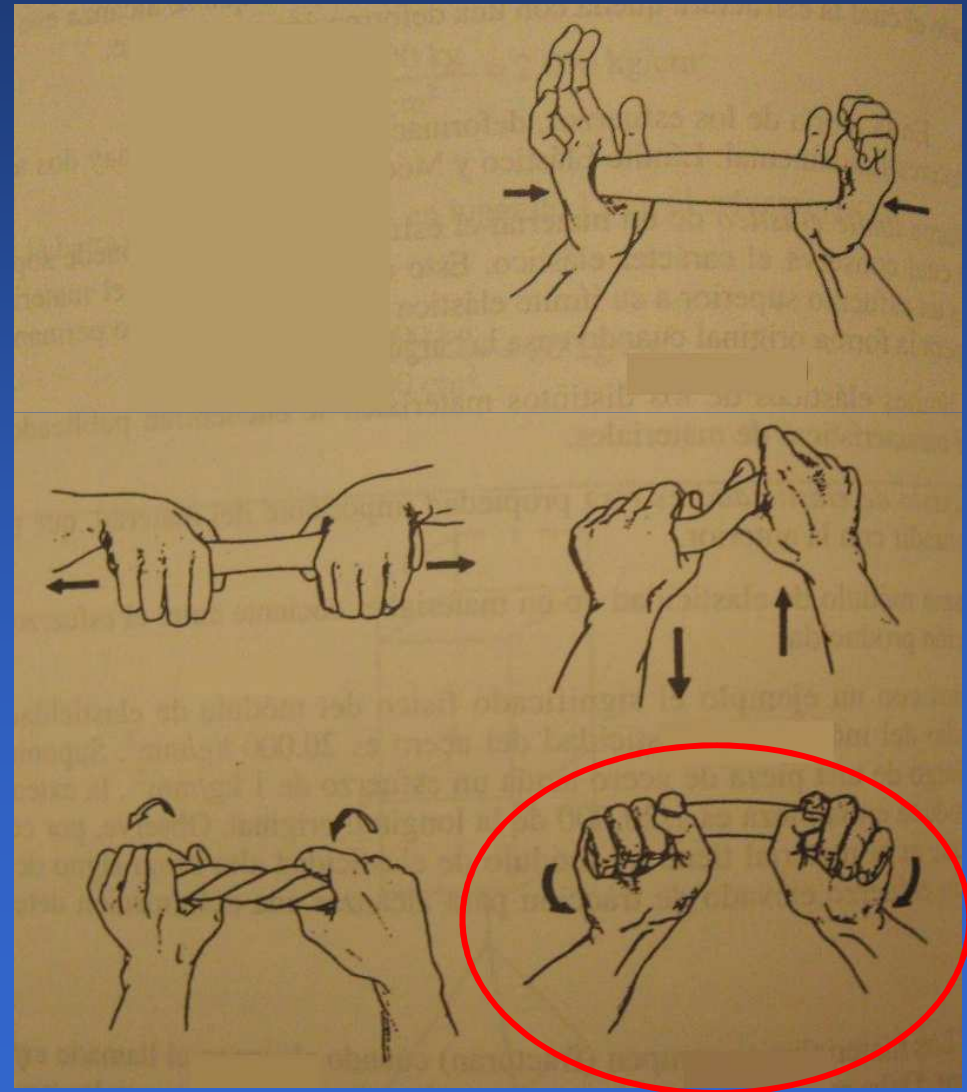
- Tracción
- Compresión
- Flexión
- Torsión
- Corte

- Tensión

- Tensión: Esfuerzo referida al área sobre la cual actúa.

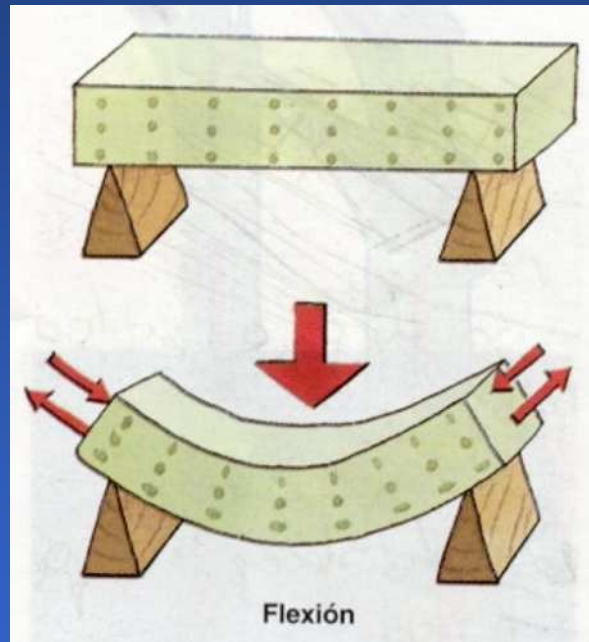
$$\sigma = \frac{P_N}{A}$$

$$\tau = \frac{P_T}{A}$$



# Introducción

- Flexión
  - Fuerzas transversales actuantes sobre una pieza producen esfuerzos de compresión sobre una parte de la sección transversal y de tracción sobre la restante.



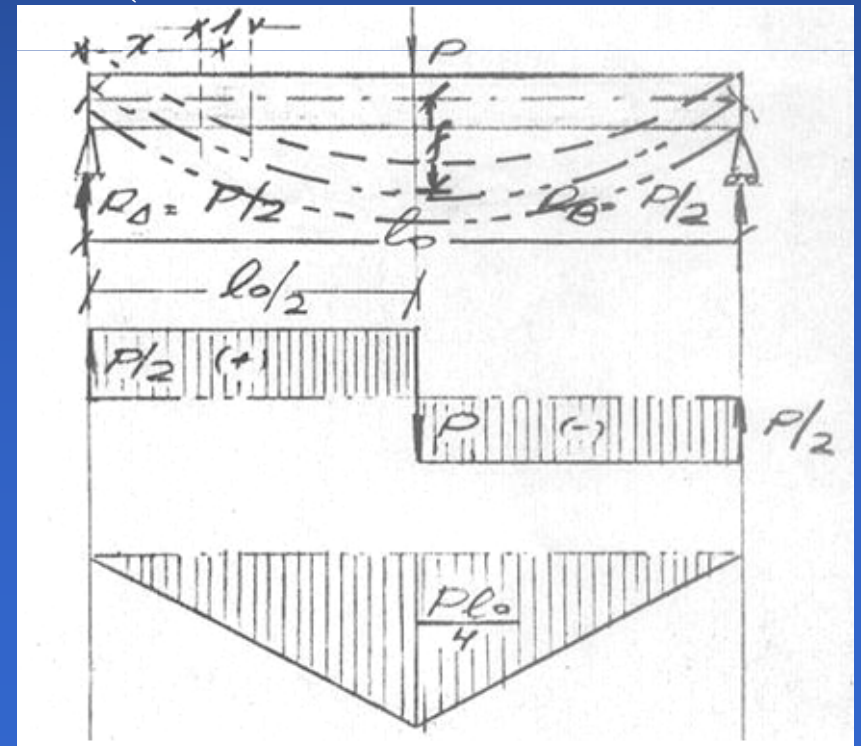
- Estructuras y máquinas en servicio
  - Flexión puede combinarse con corte. En vigas para:  
 $h \geq l_0/10$

# Introducción

- Ensayo de flexión
  - Finalidad:
    - Determinación resistencia estática a la flexión.
    - Determinar E
  - Ensayo de flexión menos empleado que el de tracción
    - Valores de resistencia del ensayo de tracción pueden ser aplicados en los que interviene flexión.
    - En ciertos casos conveniente obtener datos para cálculos directamente del ensayo de flexión

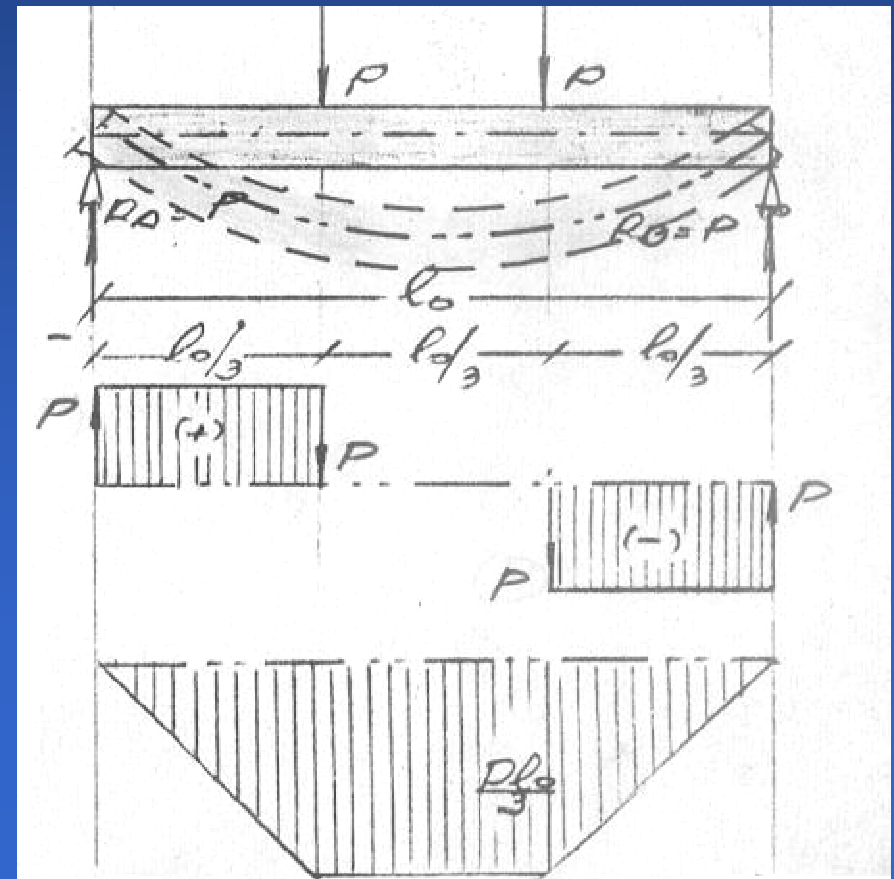
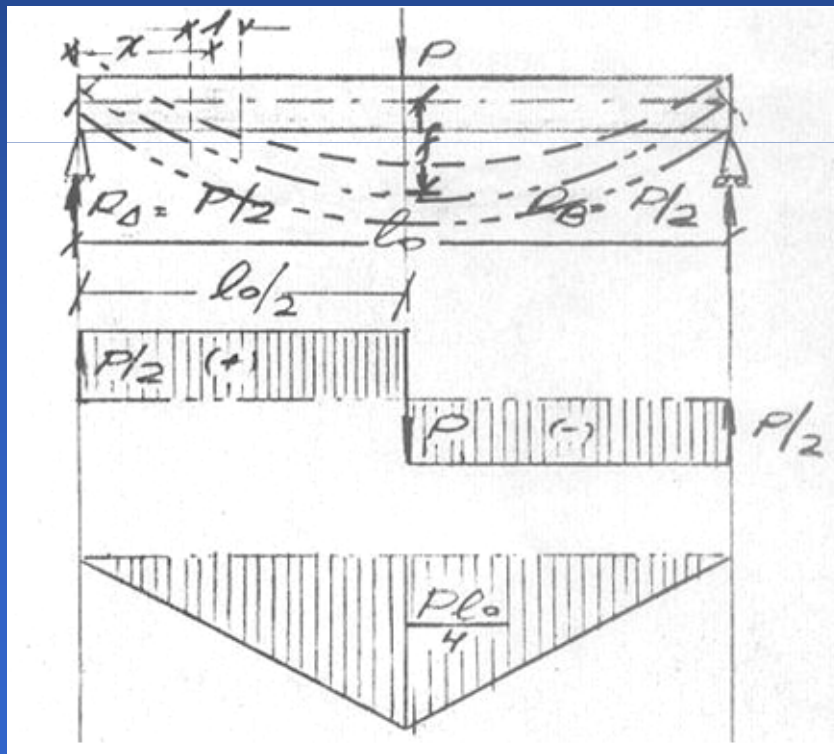
# Introducción

- **Viga**
  - Carga perpendiculares a su eje longitudinal, actuando sobre plano de simetría
  - Carga provoca deformación
  - **Diagrama de fuerzas de corte**
    - Muestra como varía el corte. Para una sección: suma de todas las fuerzas transversales actuantes a la izquierda de ella (o a la derecha cambiada de signo).
  - **Diagrama de momento flector**
    - Muestra como varía el momento flector.
    - Es posible obtenerlo a partir del diagrama anterior.
    - Momento flector "**M**": suma de los momentos de todas las fuerzas que actúan a la izquierda (o a la derecha).



# Introducción

- Flexión práctica
- Flexión pura
  - Tercio medio con esfuerzos de corte nulos.



# Distribución de los esfuerzos en las secciones transversales

- Debido a la flexión
  - Fibras inferiores sufren un alargamiento => **Tracción**
  - Fibras superiores sufren un acortamiento => **Compresión**
  - **Eje neutro**
    - Determinado por los puntos de la sección transversal con tensiones nulas.
    - Generalmente coincidente con el eje medio de la sección.
- Teoría de flexión
  - Sección plana sometida a momento flector permanece plana
  - Sufre una rotación alrededor de su eje neutro

# Distribución de los esfuerzos en las secciones transversales

- Considerando un tramo de viga de longitud unitaria
  - Fibra genérica experimenta deformación  $\epsilon_y$
  - Dentro zona de proporcional se cumple ley de Hooke

$$\sigma_y = E \epsilon_y$$

- Condiciones de equilibrio

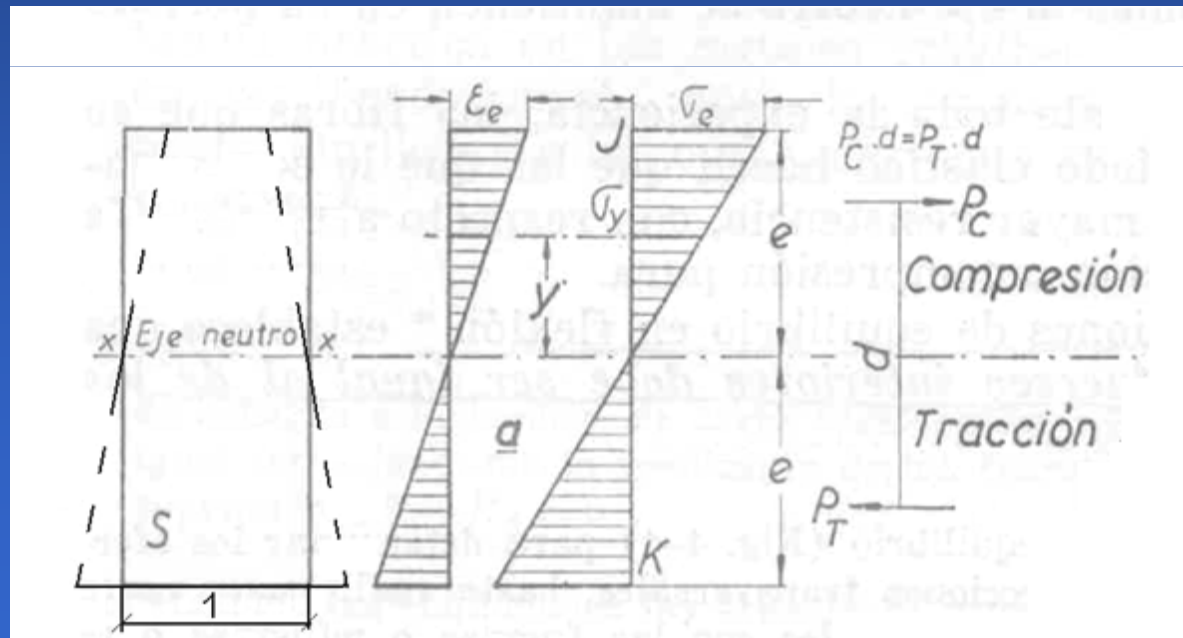
$$P_T - P_C = 0$$

$$R_A - P + R_B = 0$$

$$R_A x - P_T d = 0$$

siendo:

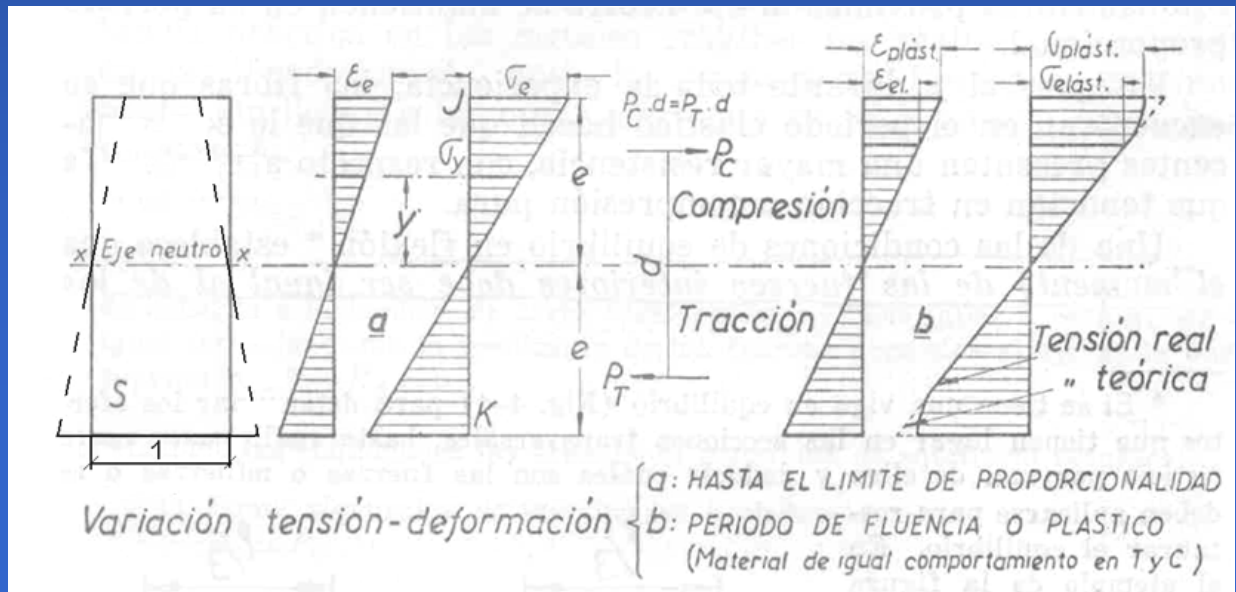
$$P_C d = P_T d$$





# Distribución de los esfuerzos en las secciones transversales

- **Material**
  - Con igual comportamiento bajo ambos esfuerzos => Resultantes equidistan del eje neutro.
  - Con distinto comportamiento bajo ambos esfuerzos => Eje neutro se desplaza hacia la zona más resistente.
- Pasada proporcionalidad y considerando que secciones transversales se mantienen planas
  - Deformaciones => Variación lineal
  - Tensiones => Se curvan en los extremos (fibras con deformación plástica sufren menores incrementos de tensiones para iguales aumentos de las deformaciones).



# Cálculo de la resistencia a la flexión

- Se efectúa determinando:
  - Momento fibras **interiores** respecto al eje neutro (en una sección) que se opone al momento de las cargas **exteriores**.

$S$  (área sección transversal rectangular)

$ds$

$y$  (distancia al eje neutro)

$\sigma_y$  (producida por  $dp$ )

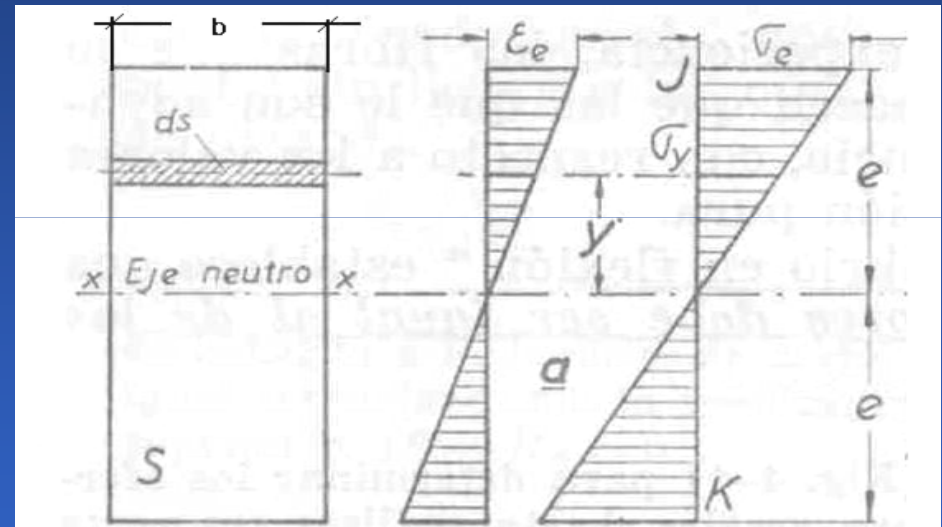
$$\Rightarrow dp = \sigma_y ds$$

$$dM = dp y = \sigma_y ds y$$

$$\sigma_y / \sigma_e = y / e \therefore \sigma_y = (y \sigma_e / e)$$

$$\Rightarrow dM = (\sigma_e / e) y^2 ds$$

$$\Rightarrow M_{\text{int}} = \int_{-e}^e \frac{\sigma_e}{e} y^2 ds$$



# Cálculo de la resistencia a la flexión

$$M_{\text{int}} = \frac{\sigma_e}{e} \int_{-e}^e y^2 ds$$

donde:

$$J_x = \int_{-e}^e y^2 ds$$

$$M_{\text{int}} = \frac{\sigma_e}{e} J_x$$

para que el sistema se encuentre en equilibrio:

$$M_{\text{INT}} = M_f$$

$$\Rightarrow M_f = (\sigma_e/e) * J_x$$

$$\Rightarrow \boxed{\sigma_e = e M_f / J_x} \quad (1)$$

donde:

$$W_x = J_x / e$$

Módulo resistente

Por lo tanto:

$$\boxed{\sigma_e = M_f / W_x}$$

Fórmula de Navier

(2)

(flexión pura con variación **lineal** de tensiones y deformaciones)

# Cálculo de la resistencia a la flexión

Utilizando (1) se puede calcular en cualquier otro punto de la sección el valor de la tensión:

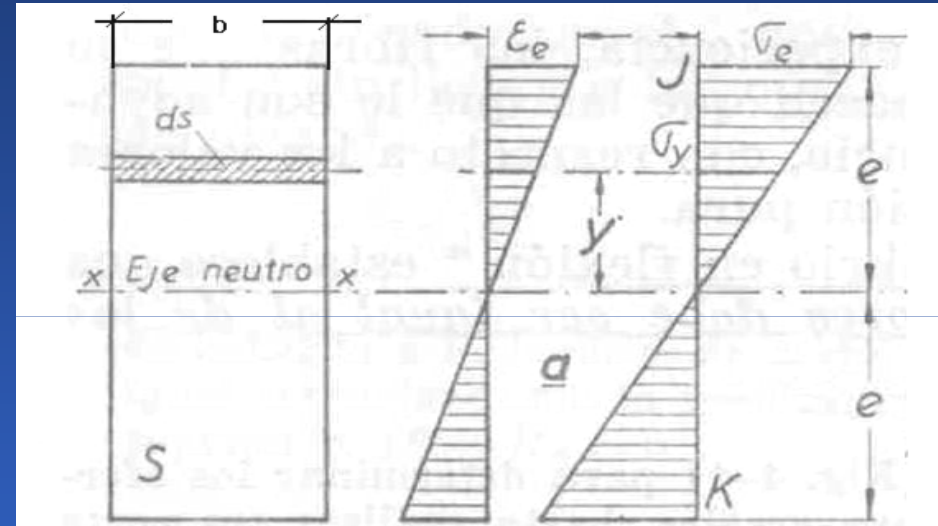
$$\sigma_e = e M_f / Jx \quad (1)$$

$$\Rightarrow \sigma_y = y M_f / Jx \quad (3)$$

Esta expresión confirma lo visto en el diagrama:

$$\sigma_y = 0 \quad \text{para} \quad y = 0$$

$$\sigma_y = \sigma_e \quad \text{para} \quad y = e$$



- Nota
  - Convención sobre signo del momento flector  
**Positivo** cuando la viga se flexione hacia abajo (es decir cuando esfuerzos de tracción se encuentren debajo del eje neutro).

# Cálculo de la resistencia a la flexión

## *Momento de inercia en sección rectangular*

$J_x$  = momento de inercia con respecto al eje x

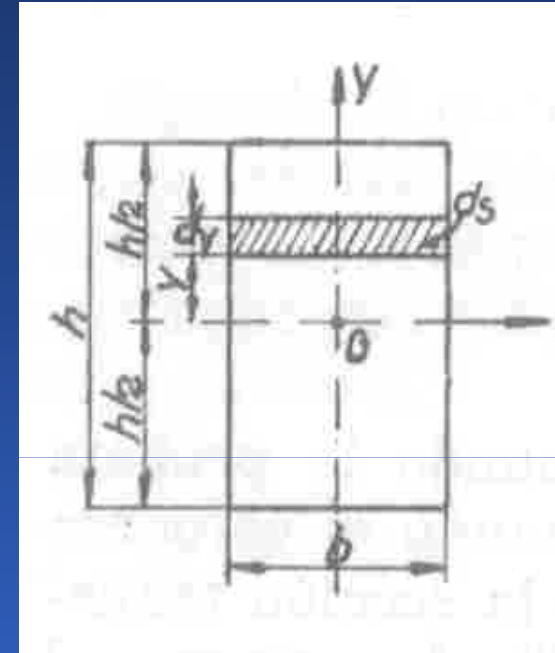
$J_y$  = momento de inercia con respecto al eje y

$J_p$  = momento de inercia **polar** respecto a un polo  
o eje de giro

$$J_x = \frac{bh^3}{12}$$

$$J_y = \frac{b^3h}{12}$$

$$J_p = J_x + J_y = \frac{bh}{12}(h^2 + b^2)$$



# Cálculo de la resistencia a la flexión

## *Momento de inercia en sección circular*

$J_x$  = momento de inercia con respecto al eje x

$J_y$  = momento de inercia con respecto al eje y

$J_p$  = momento de inercia polar respecto a un polo

o eje de giro

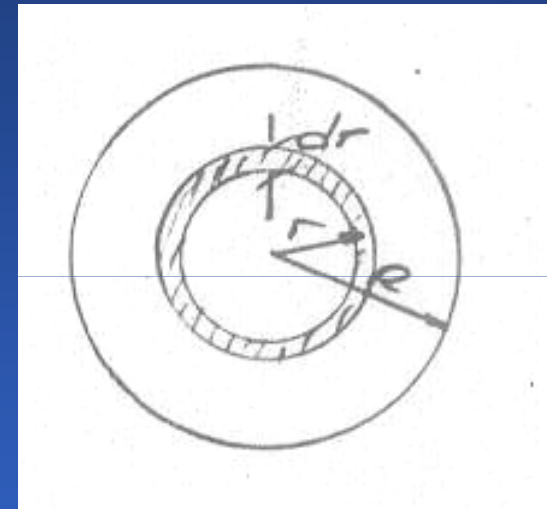
$$J_p = \frac{\pi D^4}{32}$$

$$J_p = J_x + J_y$$

$$= 2J_x$$

$$\Rightarrow J_x = \frac{J_p}{2}$$

$$= \frac{\pi D^4}{64}$$



# Cálculo de la resistencia a la flexión

## *Cálculo del módulo de elasticidad*

- Material sometido a carga creciente por lo que el eje neutro se va flexionando
  - **Flecha**: distancia vertical entre la posición inicial e instantánea del eje neutro (en el lugar de **mayor** flexión).
- Es posible calcular el módulo de elasticidad
  - Medir en el periodo elástico flechas y sus cargas (no menos de 5)
  - Tomando promedio se puede calcular **E**
- Para una viga simplemente apoyada
  - Con una carga concentrada en su **sección media**

$$f = \frac{1 P l_0^3}{48 E Jx} \therefore E = \frac{1 P_{PROM} l_0^3}{48 f_{PROM} Jx} \quad (4)$$

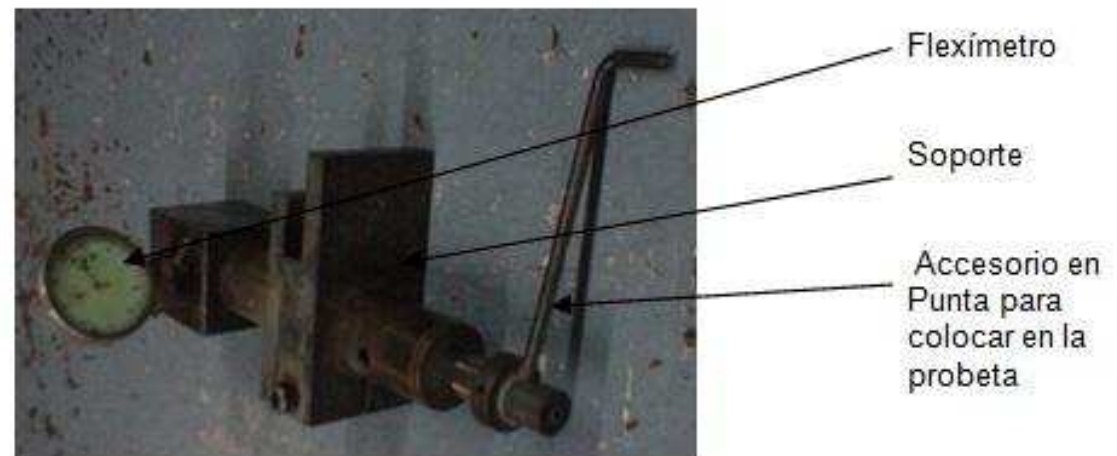
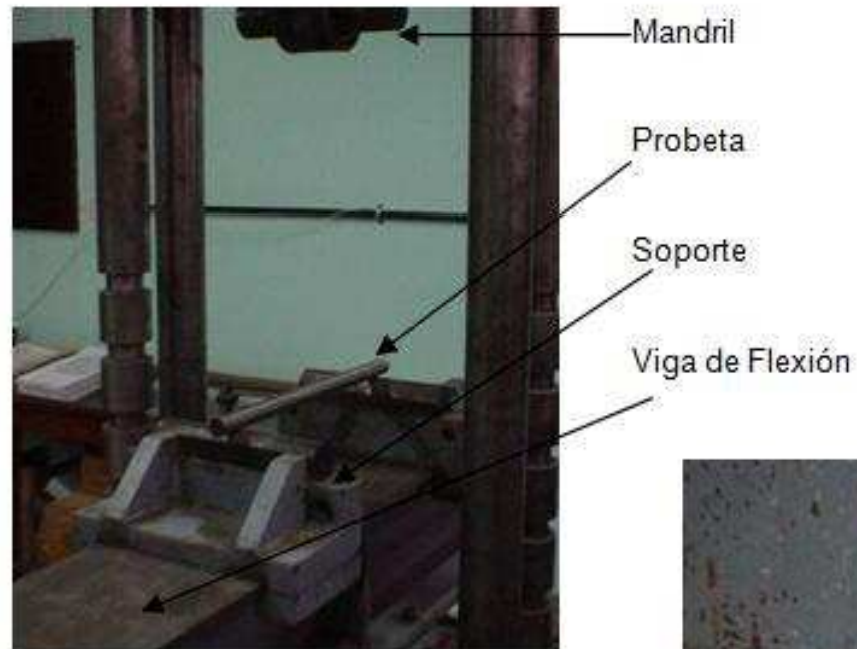
- Con cargas concentradas actuantes a los **tercios de la luz**

$$f = \frac{23 P l_0^3}{648 E Jx}$$

# Cálculo de la resistencia a la flexión

## *Cálculo del módulo de elasticidad*

- Aclaración:
  - Las cargas se indican en el cuadrante del registrador de esfuerzos y las flechas mediante un flexímetro fijado a la viga de flexión.





# Probetas

- Sección de las probetas (según el material a ensayar )
  - Circular o rectangular
- La luz entre apoyos
  - No ser reducida (para que el corte no influyan en los resultados)
  - Cuando es grande (en sección rectangular) existe peligro de que la probeta sufra flexión lateral.
  - Se recomienda:
$$l_o \geq 12d_o$$
$$l_o \geq 12h$$
- En cuanto a la forma de obtención, las probetas pueden ser :
  - Fundidas con la pieza.
  - Fundidas separadamente de la pieza.
- En cuanto al mecanizado, las probetas (no deben tener sopladuras ni rebabas que perturben el ensayo) pueden ser:
  - Sin mecanizar o en bruto
  - Mecanizadas o trabajadas

# Probetas

- Norma IRAM 510 (**ensayo de flexión para fundiciones de hierro**), designa a las probetas con letras:

- Diámetros para probetas en bruto o trabajadas:

TIPO	$d_o(\text{mm})$	$l_o(\text{mm})$	$l_t(\text{mm})$
A	$22 \pm 1,5$	300	375
B	$30 \pm 2,5$	450	525
C	$50 \pm 2,5$	600	675

- Para obtención de las trabajadas podrán utilizarse piezas cuyo diámetro no exceda de:

A: 26 mm

B: 34 mm

C: 56 mm

- Diámetros se medirán tomando dos direcciones ortogonales y calculando el promedio, con una precisión de 0,1mm.

- Carga se aplica en forma gradual y uniforme, de modo que la rotura se produzca en un tiempo de:

A:  $t > 15$  seg

B:  $t > 30$  seg

C:  $t > 45$  seg

# Determinaciones a realizar en el ensayo

- Conviene especificar:
  - Antes del ensayo
    - a) Norma a consultar
    - b) Accesorios de la máquina de ensayo y escala de cargas
    - c) Material
    - d) Dimensiones  $d_o$ ,  $l_o$ ,  $l_t$ , y croquis de la misma
  - Durante el ensayo
    - a) En período elástico  $P_i$  y  $f_i$  (5 valores),  $P_{MÁX}$ ,  $f_{MÁX}$
    - b) Tipo de fractura con croquis

# Determinaciones a realizar en el ensayo

- Después del ensayo

$$E = \frac{1 P_{PROM} l_0^3}{48 f_{PROM} Jx}$$

$$\sigma_{EF} = \frac{M_{MÁX}}{Wx} = \frac{\frac{P_{MÁX} l_0}{4}}{\frac{\pi d_0^3}{32}} = 2,5465 \frac{P_{MÁX} l_0}{d_0^3}$$

- Como datos complementarios la norma DIN 50110 define:
  - Factor de flexión =  $\sigma_{EF}/\sigma_{ET}$  (1,8 - 2,2)
  - Rigidez de flexión =  $\sigma_{EF}/f_{MÁX}$  (6 - 9)

# Análisis de los valores deducidos del ensayo de flexión

- a ) Ensayo con viga **simplemente apoyada y carga concentrada**
  - El  $E$  de (4) **no coincide** con el calculado en ensayo de tracción (deducción no tiene en cuenta el corte),
  - $E$  deducido por flexión **menor** que el obtenido por tracción,
  - La diferencia depende de la **luz** entre apoyos y **dimensiones** de la probeta.

$$E = \frac{1 P_{PROM} l_0^3}{48 f_{PROM} Jx} \quad (4)$$

- b) En (3) se supuso que cada fibra
  - trabaja independientemente
  - tensión proporcional a su distancia al eje neutro
  - no influenciada por deformaciones de fibras adyacentes

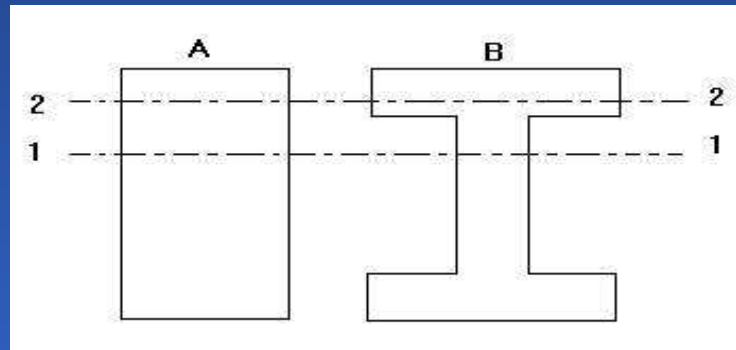
$$\sigma_{y=y} = M_f / Jx \quad (3)$$

# Análisis de los valores deducidos del ensayo de flexión

- El fenómeno es más complejo:
  - cada fibra sufre una tensión proporcional a su distancia al eje neutro y una deformación,  $\epsilon = \sigma/E$
  - esta deformación implica contracción transversal,  $\epsilon_q = \epsilon/\eta$ ,
  - y como la **fibra situada debajo** de la considerada sufre una tensión menor (porque lo es su distancia al eje neutro) su **contracción** transversal también será **menor**,
  - y como está íntimamente ligada a la fibra superior considerada, **impedirá la libre deformación** de ésta.
  - Como deformaciones y tensiones están relacionadas, la **tensión** de la fibra considerada también será **alterada**.

# Análisis de los valores deducidos del ensayo de flexión

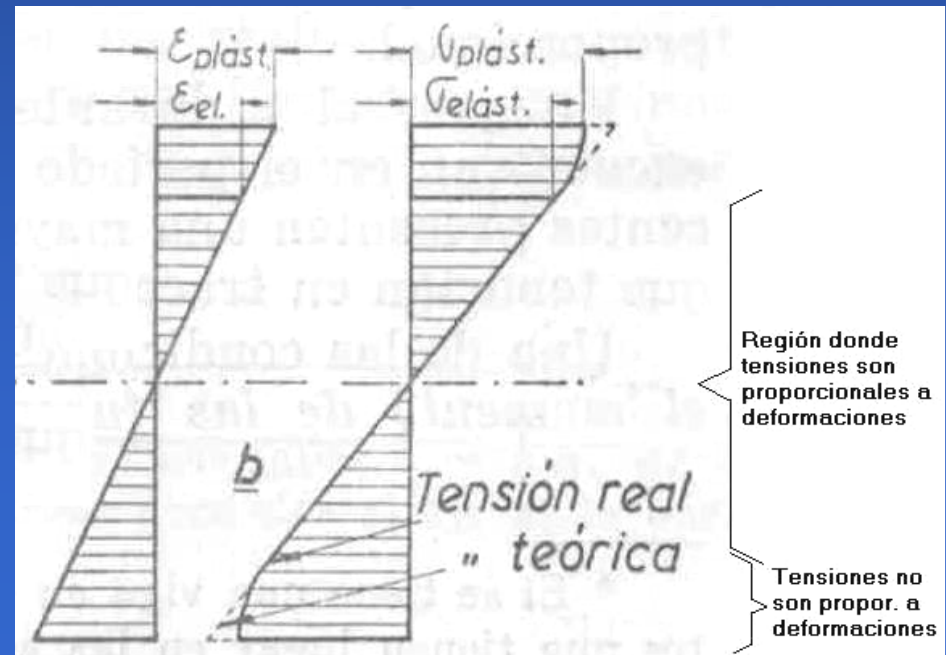
- En este fenómeno influye la forma de la probeta
  - En la **Fig. A** las fibra del nivel 2-2 sufren más que en la **Fig. B** la influencia de las fibras 1-1
  - Esta influencia hace que las **flechas y resistencias** obtenidas por **cálculo** no sean iguales a las **experimentales**.



# Análisis de los valores deducidos del ensayo de flexión

- c) En ensayo de flexión para conocer la tensión máxima de **rotura** distinguir:
  - **Materiales dúctiles**
    - Fibras con mayores tensiones (más alejadas del eje neutro) habrán pasado el límite de proporcionalidad ,
    - aunque el diagrama de deformaciones sea rectilíneo, el de las **tensiones no**;
    - de ahí que en la rotura **no** se verifican las hipótesis usadas en (1),
    - por lo tanto valores obtenidos de **ensayo flexión** no coinciden con los de **ensayo de tracción**.
  - **Materiales frágiles**
    - rotura sin grandes deformaciones,
    - valen las hipótesis usadas en (1), hasta alcanzar la rotura.

$$\sigma_e = e M_f / Jx \quad (1)$$





# Análisis de los valores deducidos del ensayo de flexión

- d) Rozamiento de la probeta con apoyos puede afectar el resultado
  - Al deformarse se debe deslizar **libremente** sobre los apoyos,
  - si hay rozamiento se introducen fuerzas no previstas en el cálculo.

