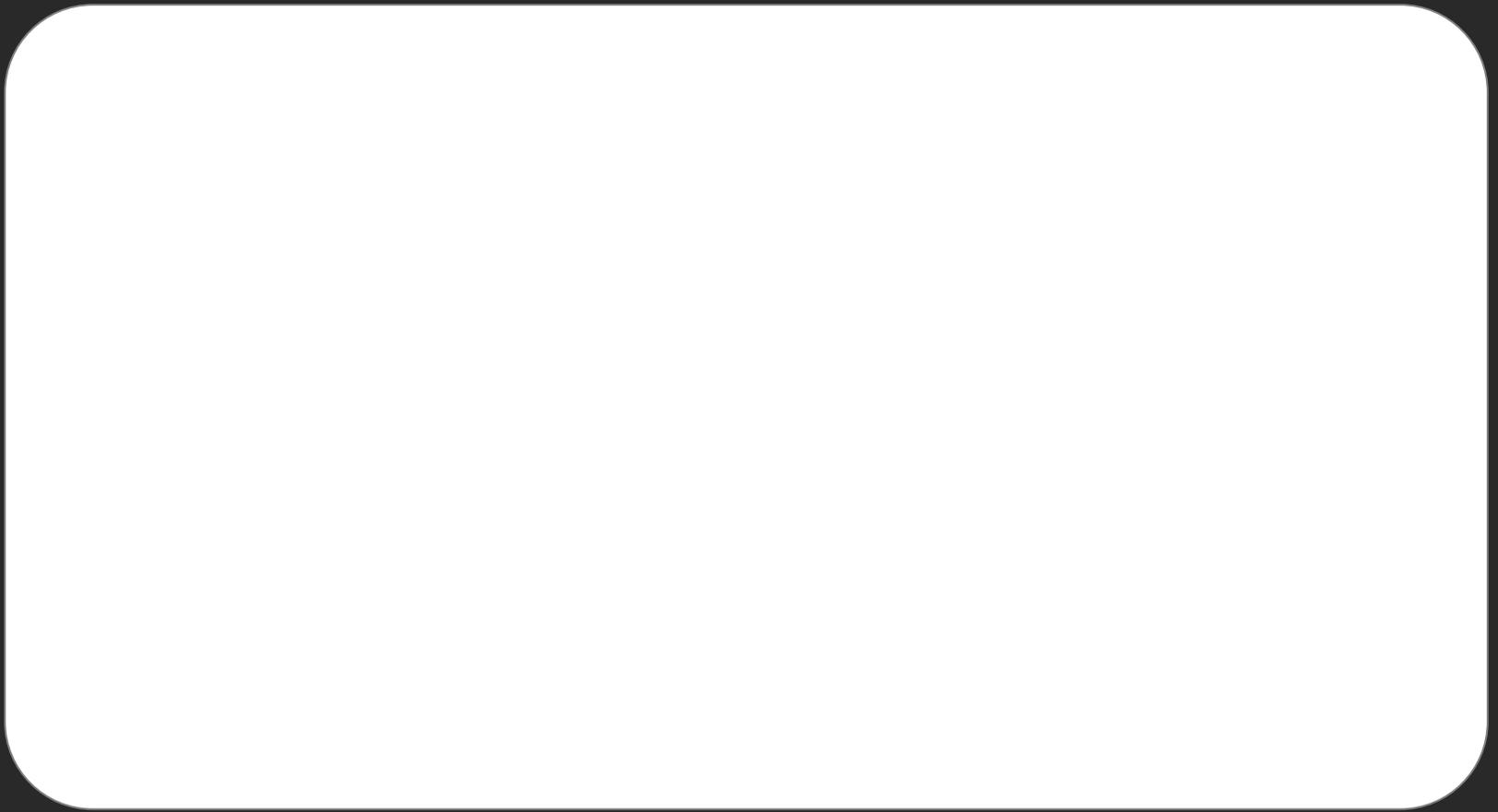


001

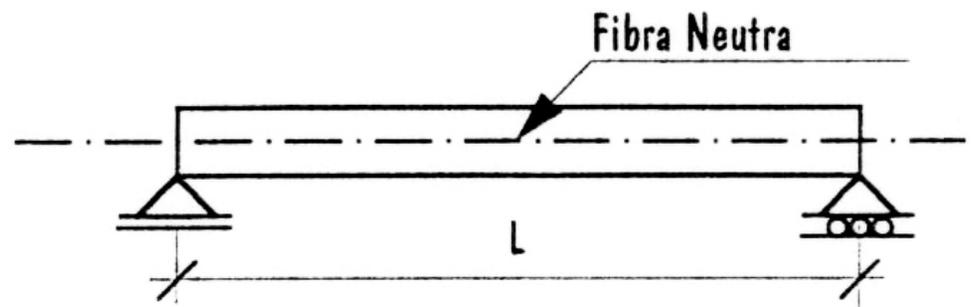
**DEFORMACION EN VIGAS**

Verónica Veas B. – Gabriela Muñoz S.

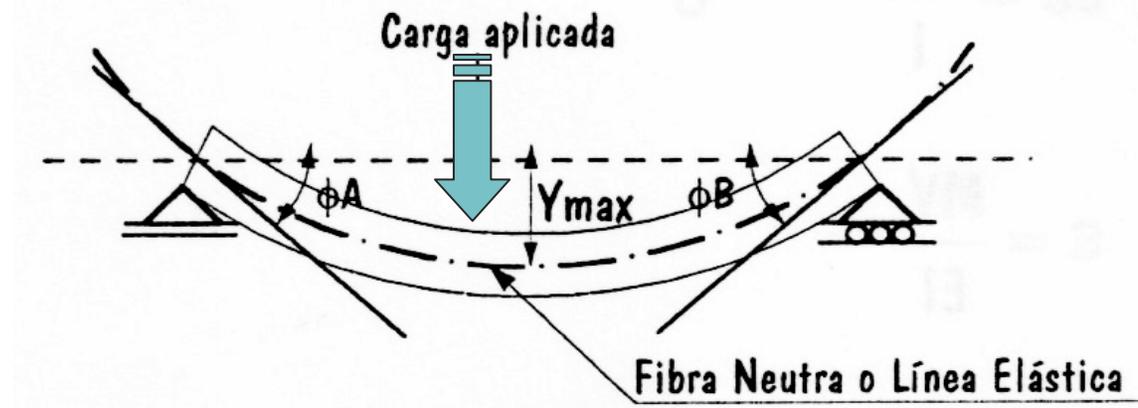


# LINEA ELASTICA

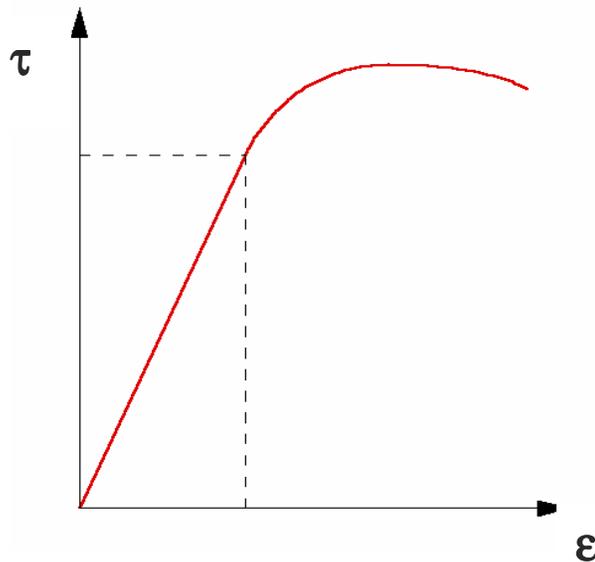
VIGA SIN CARGA



VIGA CON CARGA



# LEY DE HOOKE



**E** = Elasticidad (kg/cm<sup>2</sup>)

$\tau$  = Tensión (kg/cm<sup>2</sup>)

$\epsilon$  = Deformación Unitaria

$$E = \frac{\tau}{\epsilon}$$

$$\boxed{1} \quad \tau = E * \epsilon$$

# DEDUCCION FORMULA DE FLEXION

$$\tau = \frac{M}{W}$$

$$W = \frac{I}{V}$$

$$\boxed{2} \quad \tau = \frac{MV}{I}$$

$\tau$  = Tensión (kg/cm<sup>2</sup>)

**M** = Momento flector (kgcm)

**V** = Distancia desde la fibra neutra a la fibra más traccionada o más comprimida (cm)

**I** = Inercia (cm<sup>4</sup>)

Igualando expresiones  $\boxed{1}$

$\boxed{2}$

$$\tau = E\varepsilon = \frac{MV}{I} \quad \text{ó} \quad \varepsilon = \frac{MV}{EI} \quad \boxed{3}$$

# ANALISIS DE LA SECCION

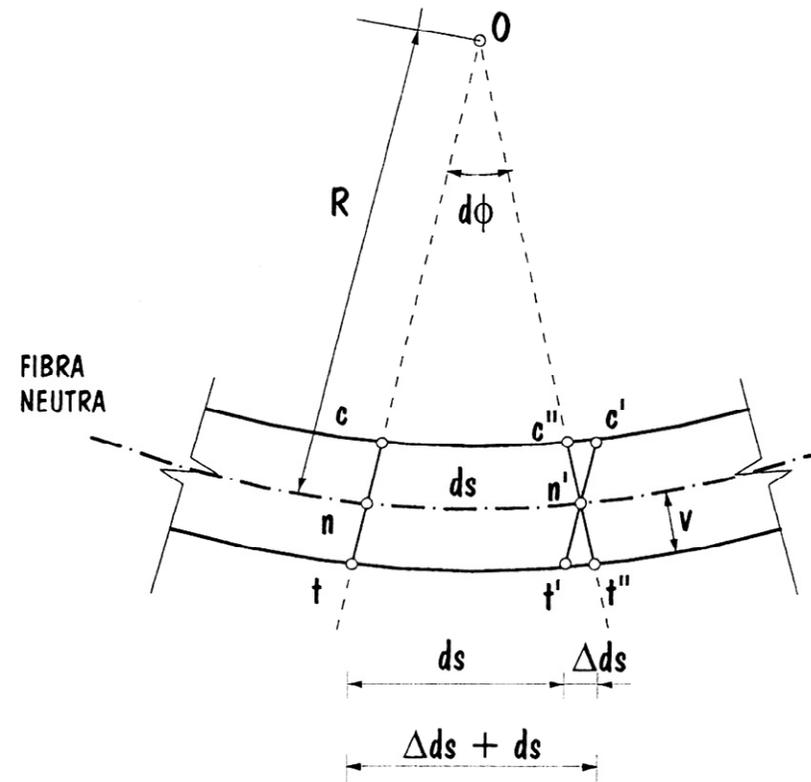
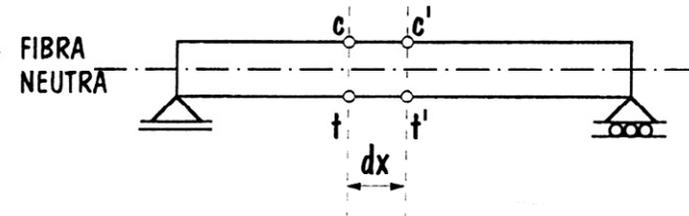
Por relación de triángulos semejantes

$$\triangle Onn' \text{ y } \triangle n't't''$$

$$\boxed{4} \quad \frac{\Delta ds}{ds} = \frac{v}{R} = \epsilon$$

$$ds = d\phi * R \quad /:R :ds$$

$$\frac{1}{R} = \frac{d\phi}{ds}$$



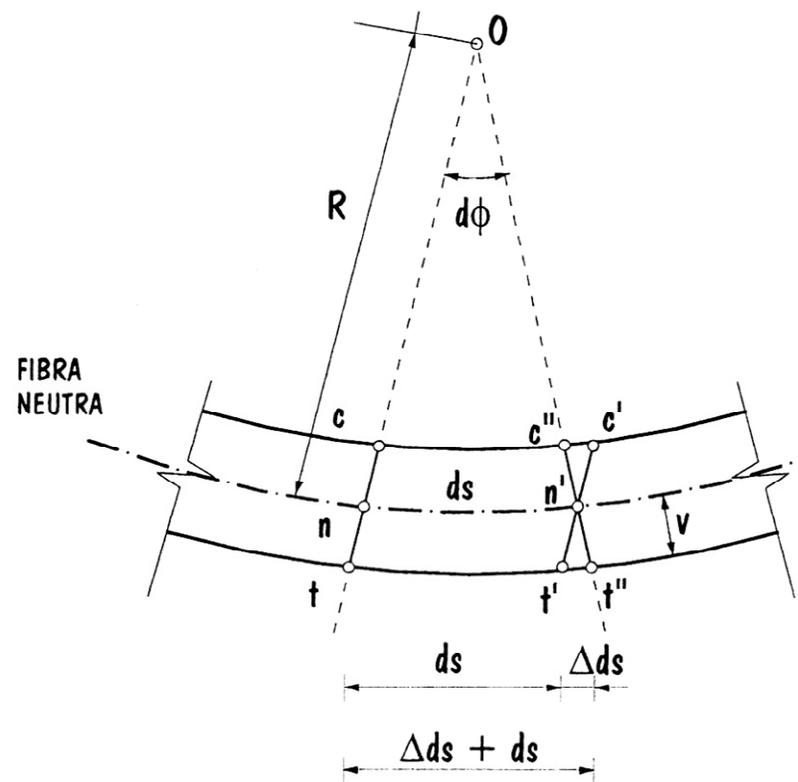
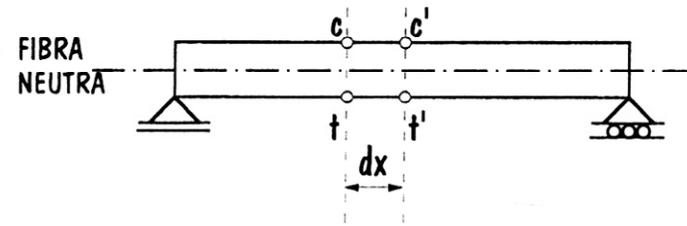
Iguinaldo 3 y 4

$$\varepsilon = \frac{V}{R} = \frac{MV}{EI} \quad /:V$$

$$\frac{1}{R} = \frac{M}{EI}$$

$$\frac{1}{R} = \frac{M}{EI} = \frac{d\phi}{ds}$$

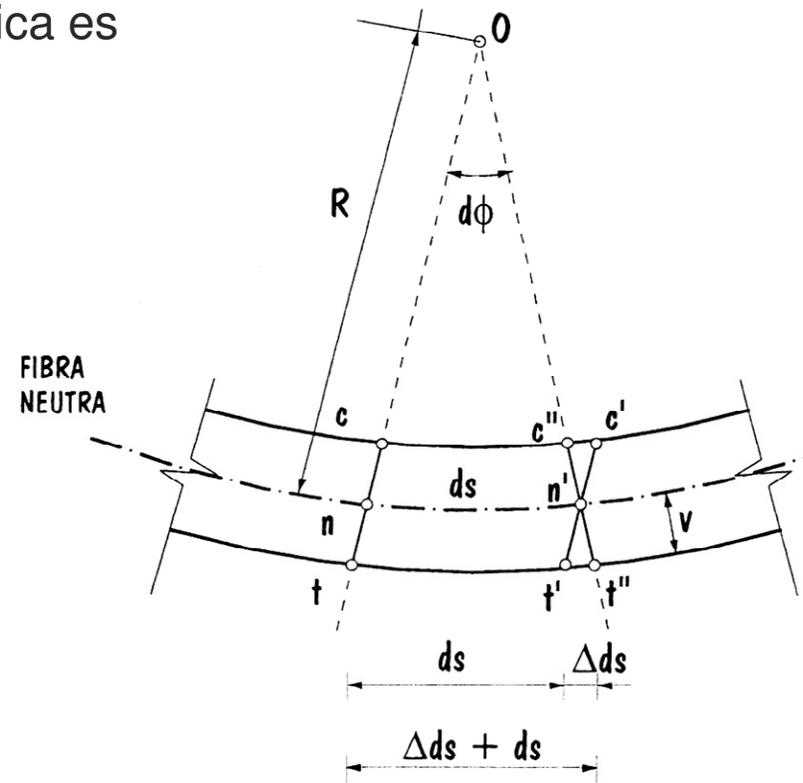
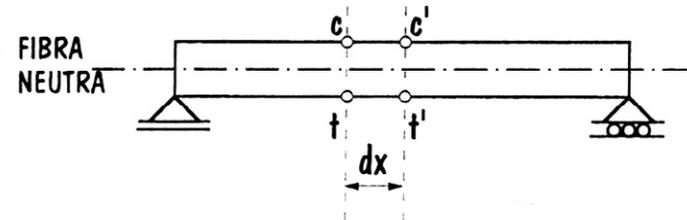
$$d\phi = \frac{M \cdot ds}{EI}$$



Si  $ds \approx dx$

La curvatura de la línea elástica es una variable proporcional al momento flector.

$$d\phi = \frac{Mdx}{EI}$$



# METODOS DE CALCULO

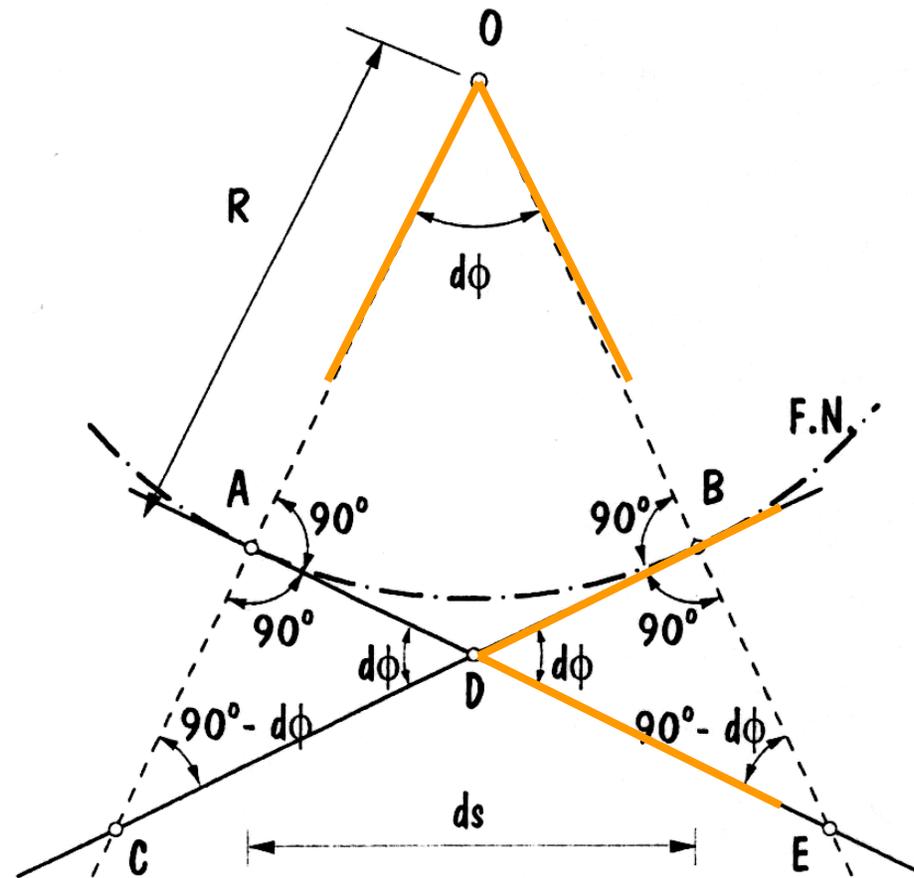
- Método de área de momentos.
- Método de doble integración.
- Método de la viga conjugada.

Se busca determinar el ángulo de curvatura de la línea elástica y sus deflecciones o flechas.

Cada método tiene ventajas y desventajas dependiendo de la viga a analizar.

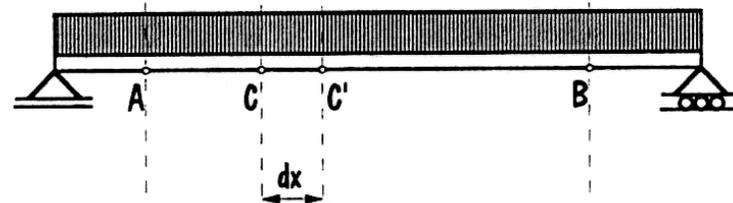
# METODO DE AREA DE MOMENTOS

Estableciendo relaciones entre ángulos



$$d\phi = \frac{Mdx}{EI}$$

Viga real



Elástica

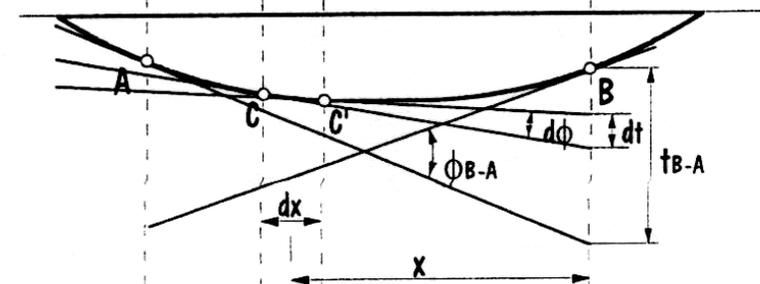
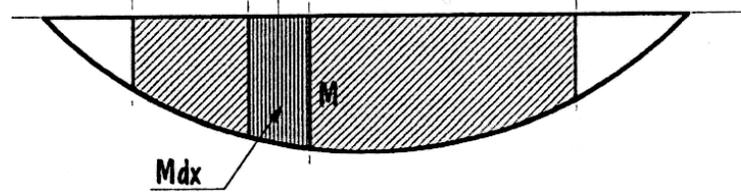


Diagrama de Momento

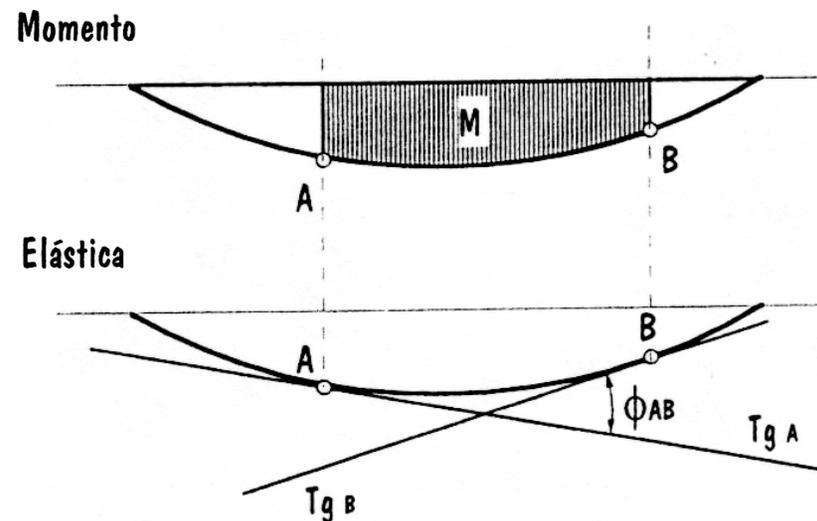


# 1º TEOREMA DE MOHR

El ángulo entre las tangentes trazadas a la elástica en dos puntos cualquiera A y B, es igual al área de momento flector entre esos dos puntos, dividido por EI.

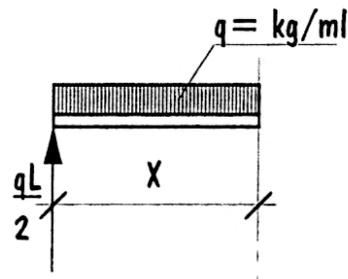
$$\phi_{AB} = \frac{1}{EI} \text{Area de Momento entre A y B}$$

$$\phi_{AB} = \frac{1}{EI} \int_A^B d\phi = \frac{1}{EI} \int_A^B M dx$$

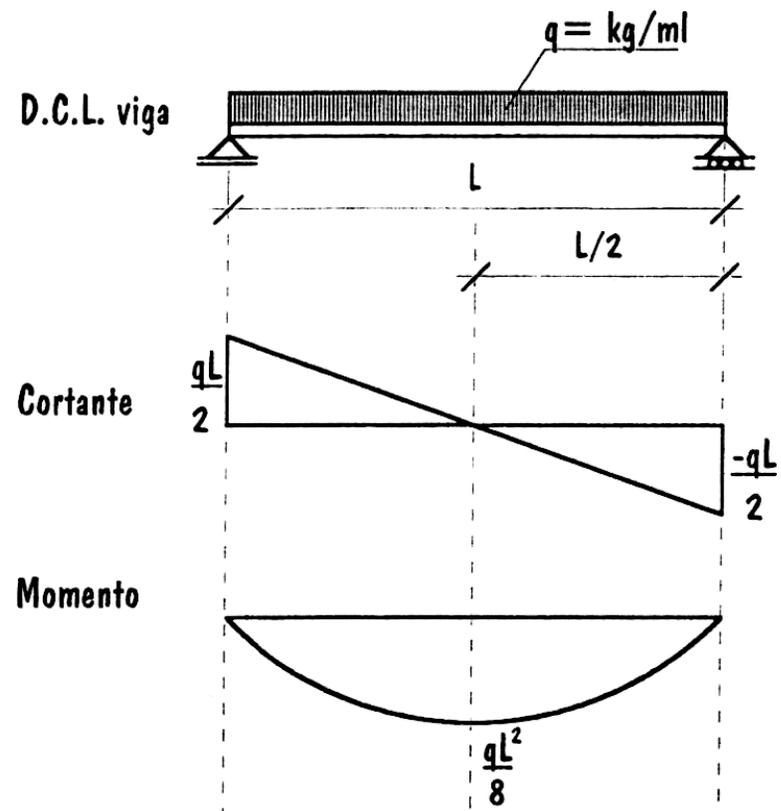


## EJEMPLO: VIGA SIMPLEMENTE APOYADA CON CARGA UNIFORMEMENTE REPARTIDA

$$R_a = R_b = \frac{qL}{2}$$



$$M_x = \frac{qLx}{2} - \frac{qx^2}{2}$$



## APLICANDO EL 1º TEOREMA DE MOHR

$$\phi_{AB} = \phi_A$$

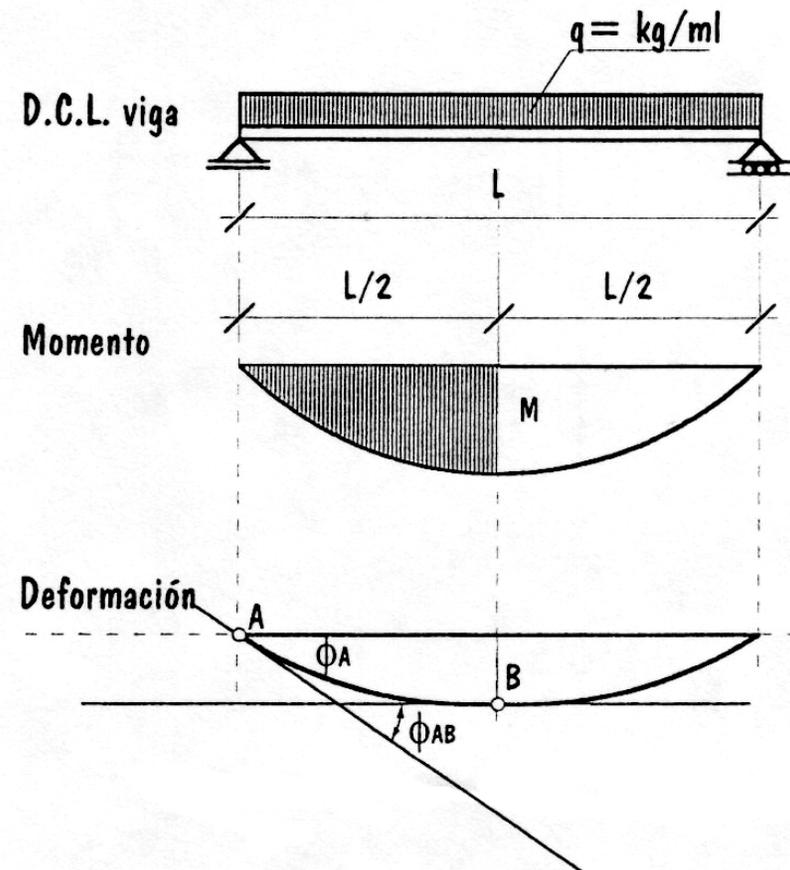
$$\phi_{AB} = \frac{1}{EI} \int_0^{L/2} M dx$$

$$\phi_{AB} = \frac{1}{EI} \int_0^{L/2} \left( \frac{qLx}{2} - \frac{qx^2}{2} \right) dx$$

$$\phi_{AB} = \frac{1}{EI} \int_0^{L/2} \left[ \frac{qLx^2}{4} - \frac{qx^3}{6} \right]$$

$$\phi_{AB} = \frac{qL^3}{16EI} - \frac{qL^3}{48EI}$$

$$\phi_A = -\frac{qL^3}{24EI}$$

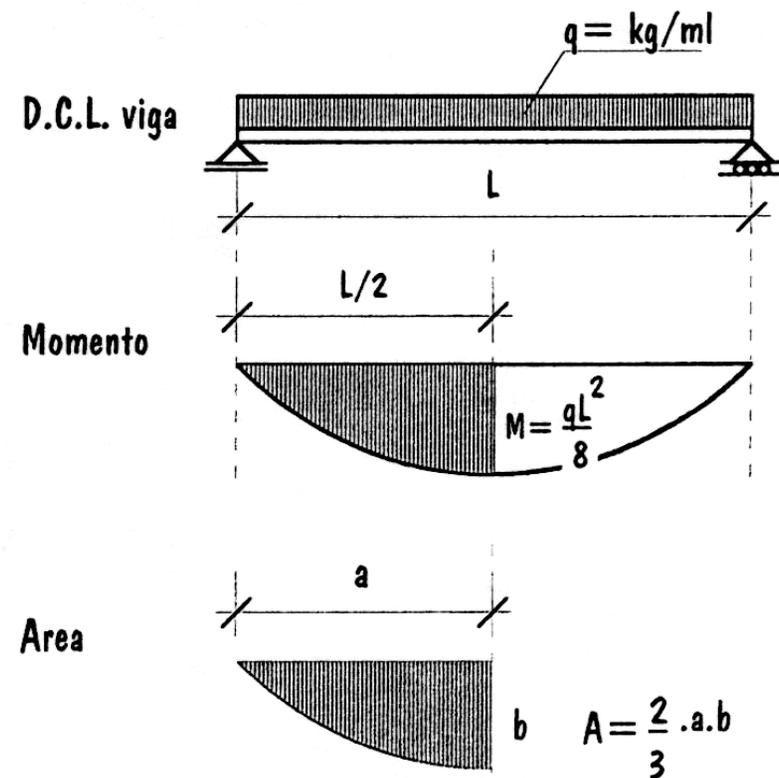


## Si se conoce el área de momento...

$$\phi_{AB} = \phi_A = \frac{1}{EI} \text{ Área entre A y B}$$

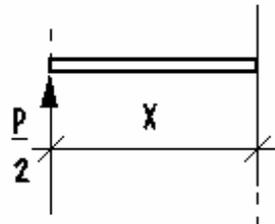
$$\phi_A = \frac{1}{EI} \cdot \frac{2}{3} \cdot \frac{L}{2} \cdot \frac{qL^2}{8}$$

$$\phi_A = \frac{qL^3}{24EI}$$



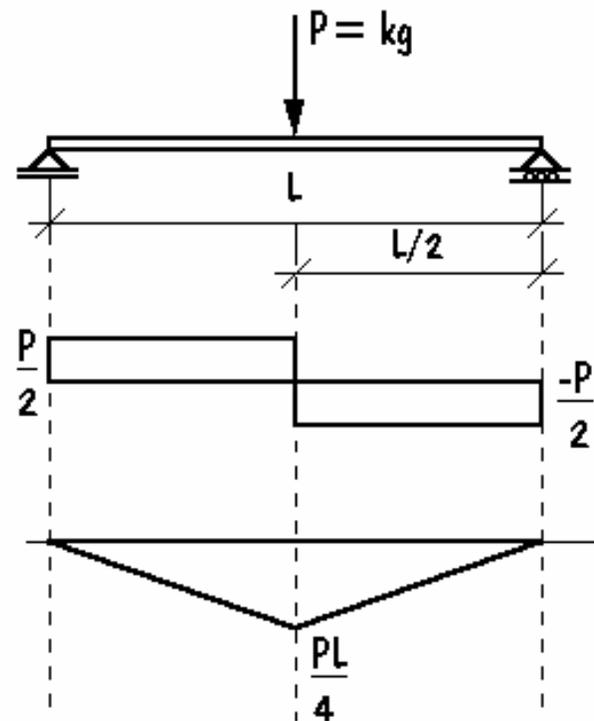
## EJEMPLO: VIGA SIMPLEMENTE APOYADA CON CARGA PUNTUAL APLICADA EN L/2

$$R_a = R_b = \frac{P}{2}$$



$$M_x = \frac{Px}{2}$$

D.C.L. viga



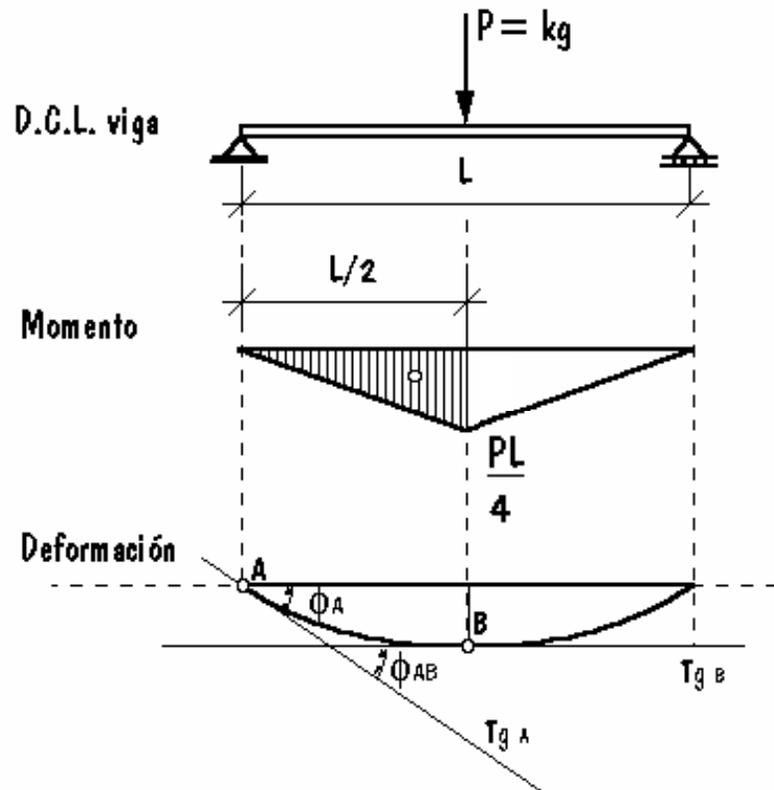
## APLICANDO EL 1º TEOREMA DE MOHR

Si se conoce el área de momento...

$$\phi_{AB} = \phi_A = \frac{1}{EI} \text{ Área entre A y B}$$

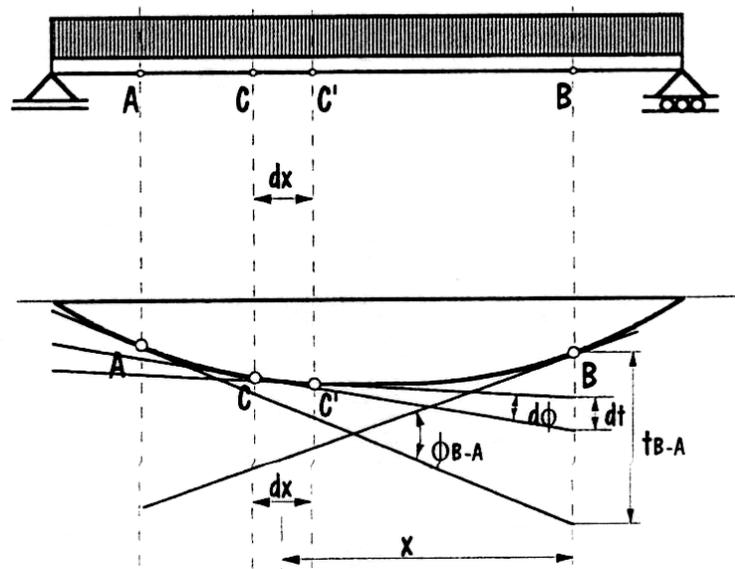
$$\phi_A = \frac{1}{EI} \frac{PL}{4} \frac{L}{2} \frac{1}{2}$$

$$\phi_A = \frac{PL^2}{16EI}$$

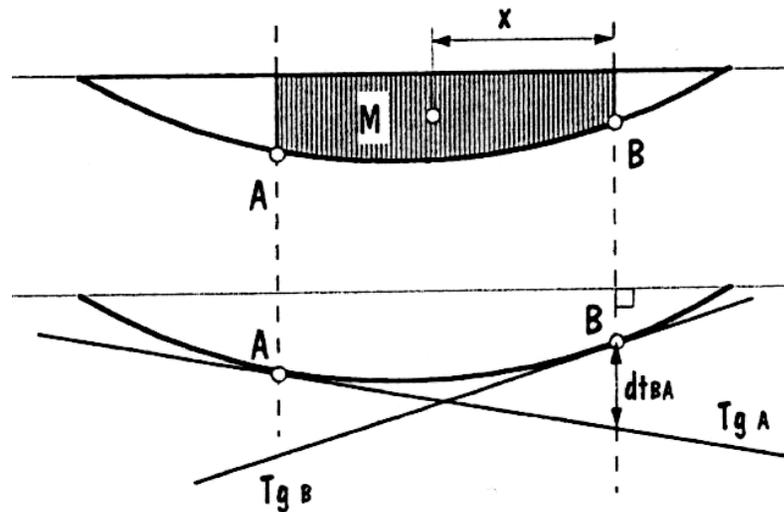


# 2º TEOREMA DE MOHR

$$dt = x \cdot d\phi$$



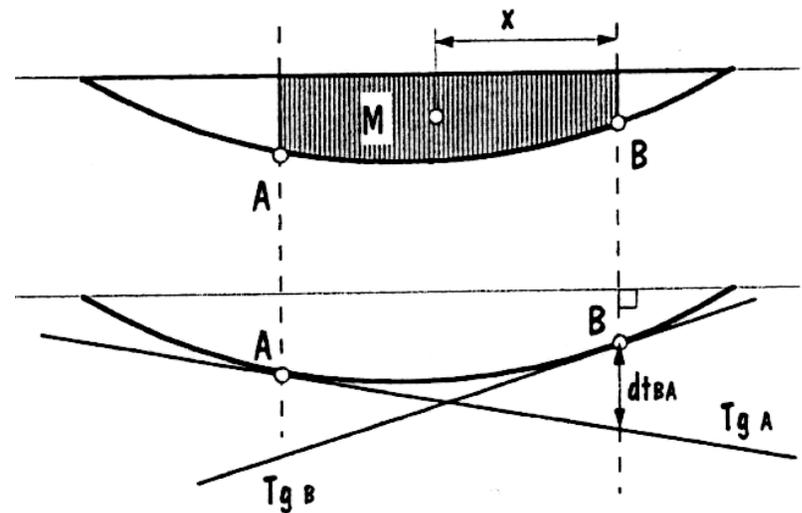
La distancia desde un punto B de la elástica de una viga, medida perpendicularmente a la posición original hasta la tangente trazada por otro punto A de la elástica, es igual al momento del área de momento flector entre los dos puntos, respecto a la ordenada que pasa por B, dividido por  $EI$ . Esta distancia la denominaremos desviación tangencial.



$$t_{BA} = \frac{1}{EI} \int_B^A dt = \frac{1}{EI} \int_B^A x \cdot d\phi$$

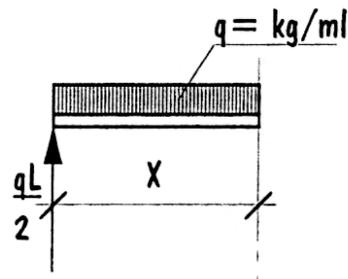
$$t_{BA} = \frac{1}{EI} \int_B^A x \cdot M \cdot dx$$

$$t_{BA} = \frac{1}{EI} \text{Area}_{AB} \cdot \bar{x}$$

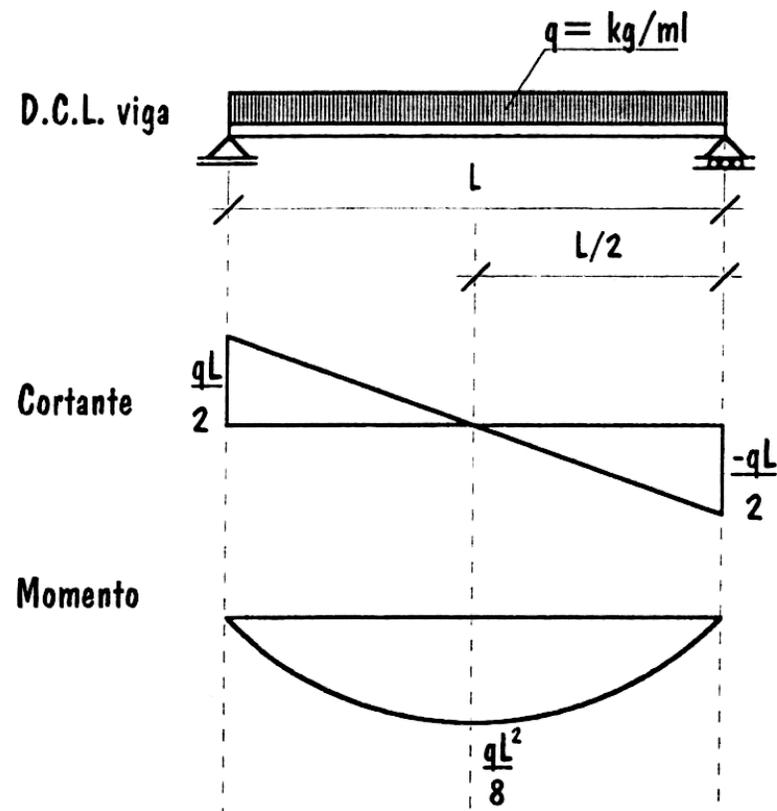


## EJEMPLO: VIGA SIMPLEMENTE APOYADA CON CARGA UNIFORMEMENTE REPARTIDA

$$R_a = R_b = \frac{qL}{2}$$



$$M_x = \frac{qLx}{2} - \frac{qx^2}{2}$$



## APLICANDO EL 2º TEOREMA DE MOHR

$$t_{AB} = \frac{1}{EI} \int_A^B Mx \, dx$$

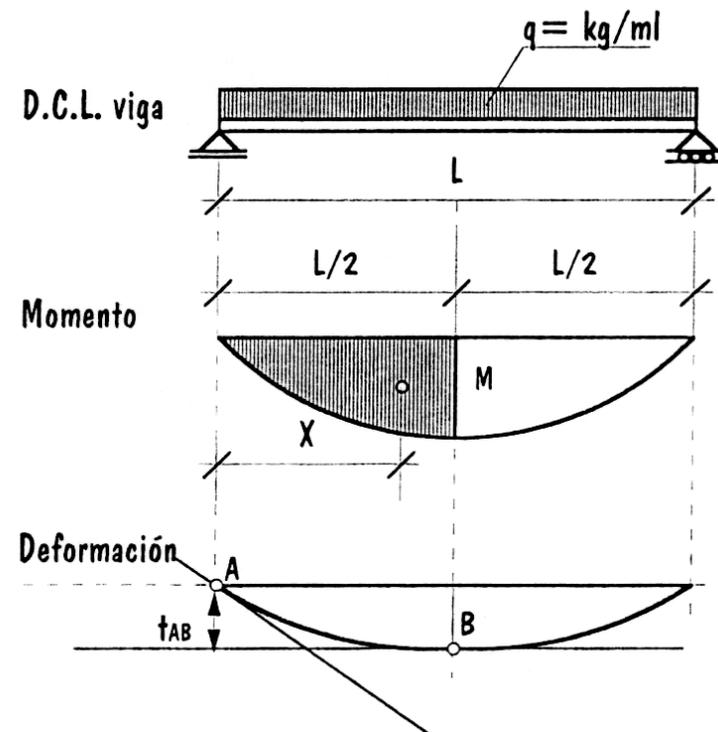
$$Y_{\text{máx}} = \frac{1}{EI} \int_0^{L/2} \left( \frac{qLx}{2} - \frac{qx^2}{2} \right) \cdot x \, dx$$

$$Y_{\text{máx}} = \frac{1}{EI} \int_0^{L/2} \left( \frac{qLx^2}{2} - \frac{qx^3}{2} \right) \cdot dx$$

$$Y_{\text{máx}} = \frac{1}{EI} \int_0^{L/2} \left[ \frac{qLx^3}{6} - \frac{qx^4}{8} \right]$$

$$Y_{\text{máx}} = \frac{qL^4}{48EI} - \frac{qL^4}{128EI}$$

$$Y_{\text{máx}} = \frac{5qL^4}{384EI}$$

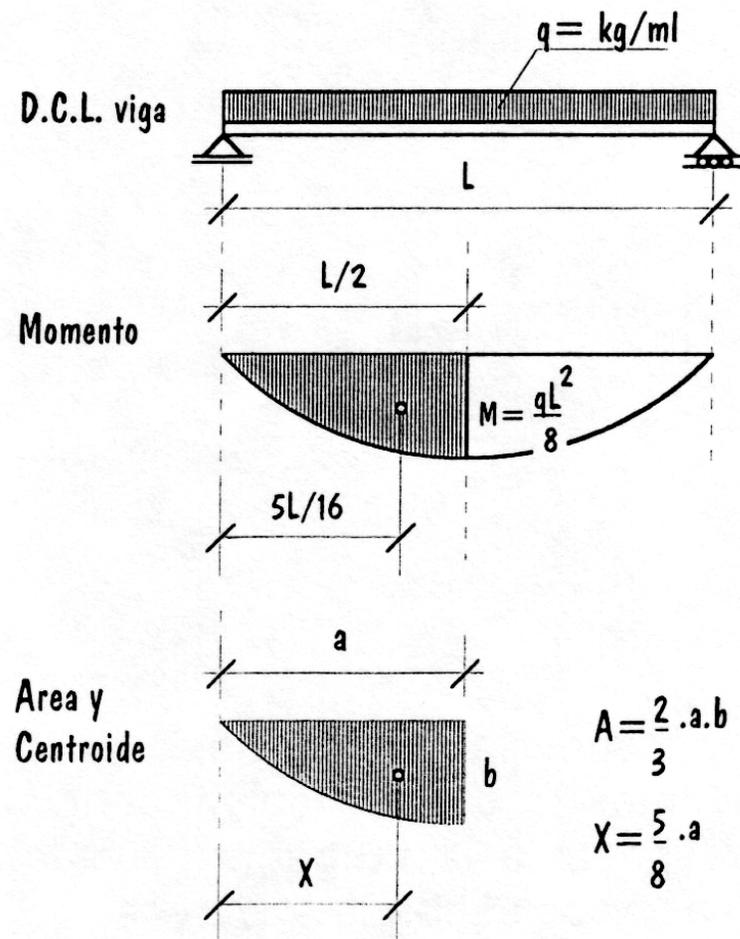


Si se conoce el área de momento y el centroide...

$$t_{AB} = \frac{1}{EI} \text{Área}_{AB} \cdot X_A$$

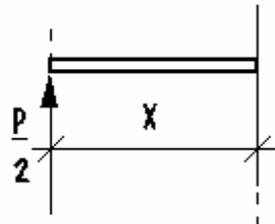
$$t_{AB} = \frac{1}{EI} \frac{2}{3} \frac{L}{2} \frac{qL}{8} \frac{5}{8} \frac{L}{2}$$

$$Y_{\text{máx}} = \frac{5qL^4}{384EI}$$



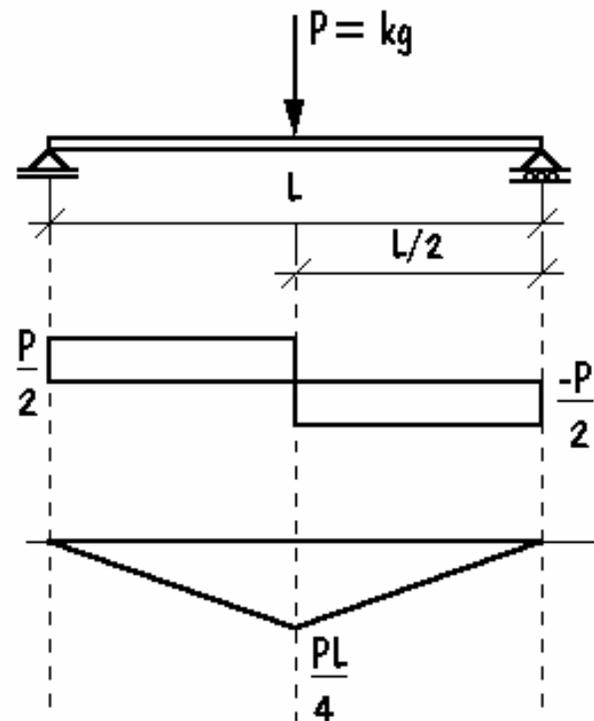
## EJEMPLO: VIGA SIMPLEMENTE APOYADA CON CARGA PUNTUAL APLICADA EN L/2

$$R_a = R_b = \frac{P}{2}$$



$$M_x = \frac{Px}{2}$$

D.C.L. viga



## APLICANDO EL 2º TEOREMA DE MOHR

Si se conoce el área de momento y el centroide...

$$t_{AB} = \frac{1}{EI} \text{Área}_{AB} \cdot x_A$$

$$t_{AB} = \frac{1}{EI} \frac{PL}{4} \frac{L}{2} \frac{1}{2} \frac{2}{3} \frac{L}{2}$$

$$Y_{\text{máx}} = \frac{PL^3}{48EI}$$

