



DEPARTAMENTO DE
**INGENIERÍA
MECÁNICA**
UNIVERSIDAD DE SANTIAGO DE CHILE

Resistencia de materiales

Flexión

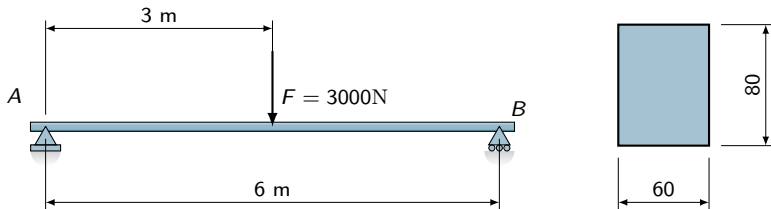
Matías Pacheco Alarcón & Estefano Muñoz Moya

Universidad de Santiago de Chile
Facultad de Ingeniería - Departamento de Ingeniería Mecánica
Av. Bdo. O'Higgins 3363 - Santiago - Chile
e-mail: matias.pacheco@usach.cl & estefano.munoz@usach.cl

INGENIERÍA MECÁNICA
6 de enero de 2021

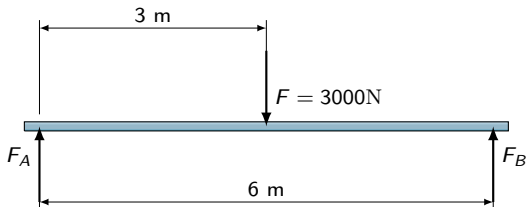
Ejercicio flexión en 3 puntos:

Se aplica una fuerza vertical en el centro de la viga de sección transversal rectangular. Determine los esfuerzos máximos de tensión y compresión de la viga, junto al diagrama de fuerza cortante y momento flector.



Ejercicio flexión en 3 puntos:

Primero se resuelve la estática en la viga:



$$\sum F = 0 :$$

$$F_A + F_B = F \quad (1)$$

$$\sum M_a = 0 :$$

$$6F_B = 3F \quad (2)$$

$$\rightarrow F_A = 1500[\text{N}] \quad F_B = 1500[\text{N}]$$

Ejercicio flexión en 3 puntos:

Se obtiene de la función de la fuerza y momento a lo largo de la viga:

Tramo x: 0-3 [m]

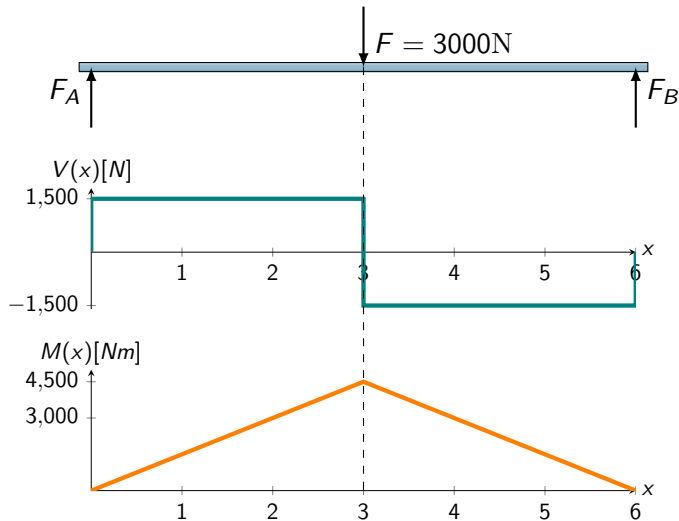
$$\begin{aligned} V(x) &= F_A \\ M(x) &= F_A \cdot x \end{aligned} \tag{3}$$

Tramo x: 3-6 [m]

$$\begin{aligned} V(x) &= F_A - F \\ M(x) &= F_A \cdot x - F \cdot (3 - x) \end{aligned} \tag{4}$$

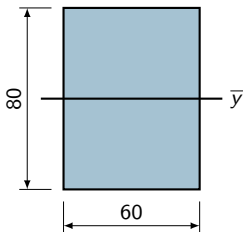
Ejercicio flexión en 3 puntos:

Luego los diagramas



Ejercicio flexión en 3 puntos:

Ahora se calcula la inercia a partir del perfil de la viga:



$$I = \frac{60 \cdot 80^3}{12} = 2560000 [mm^4]$$

Ejercicio flexión en 3 puntos:

El esfuerzo cortante se calcula mediante la formulación de *Collignon-Jourawsky*:

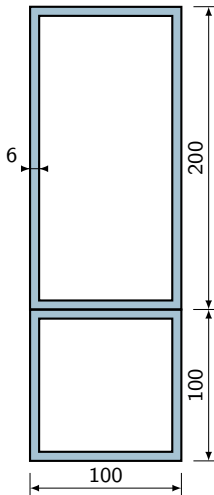
$$\begin{aligned} Q &= A\Delta\bar{y} = (60 \cdot 40) \cdot 20 \\ \tau_{max} &= \frac{VQ}{bI} = \frac{\frac{F}{2} \cdot (60 \cdot 40) \cdot 20}{20 \cdot 2560000} = 0,468[MPa] \end{aligned} \quad (5)$$

El Esfuerzo de flexión se calcula mediante la formulación de *Navier*:

$$\sigma_{max} = \frac{M_{max}c}{I} = \frac{M_{max}y_{max}}{I} = \frac{\frac{F}{2} \cdot 3000 \cdot 40}{2560000} = 70,31[MPa] \quad (6)$$

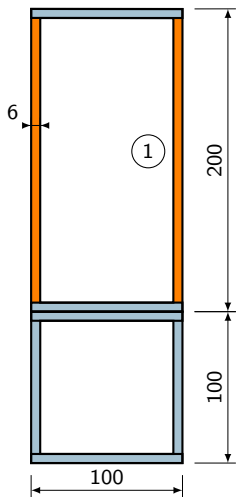
Ejercicio inercia de perfil:

Determinar la inercia del perfil de viga que se presenta a continuación mediante dos formas de cálculo, el primero a partir de la división del perfil en distintas áreas y el segundo mediante la eliminación de áreas sin material.



Ejercicio inercia de perfil:

División de área.

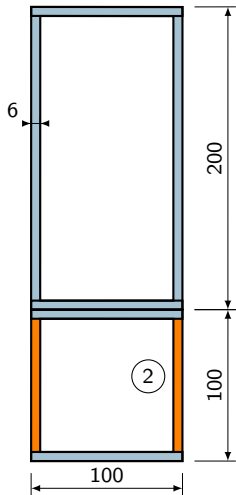


Se calcula la inercia del área 1, considerando que dicha sección de área y centro de gravedad se repite dos veces.

$$A_1 = 6 \cdot (200 - 6 \cdot 2) = 1128[\text{mm}^2] \quad \bar{y}_1 = 200[\text{mm}]$$

Ejercicio inercia de perfil:

División de área.

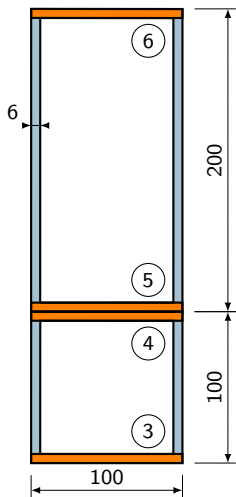


Se calcula la inercia del área 2, considerando que dicha sección de área y centro de gravedad se repite dos veces.

$$A_2 = 6 \cdot (100 - 6 \cdot 2) = 528[\text{mm}^2] \quad \bar{y}_2 = 50[\text{mm}]$$

Ejercicio inercia de perfil:

División de área.



Se calcula las áreas 3, 4, 5 y 6 con sus respectivos centros de gravedad.

$$A_3 = A_4 = A_5 = A_6 = 100 \cdot 6 = 600[\text{mm}^2]$$

$$\bar{y}_3 = 3[\text{mm}] \quad \bar{y}_4 = 97[\text{mm}] \quad \bar{y}_5 = 103[\text{mm}] \quad \bar{y}_6 = 297[\text{mm}]$$

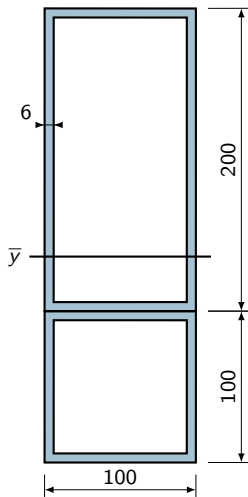
Se calcula el centro de gravedad del perfil

$$\bar{y} = \frac{2\bar{y}_1 A_1 + 2\bar{y}_2 A_2 + \bar{y}_3 A_3 + \bar{y}_4 A_4 + \bar{y}_5 A_5 + \bar{y}_6 A_6}{2A_1 + 2A_2 + A_3 + A_4 + A_5 + A_6} = 140,756[\text{mm}]$$

Ejercicio inercia de perfil:

División de área.

Se calcula la inercia considerando el teorema de Steiner.



$$I_1 = \frac{1}{12} 6 \cdot (200 - 6 \cdot 2)^3 = 3322336 [\text{mm}^4]$$

$$I'_1 = I_1 + A_1 (\bar{y}_1 - \bar{y})^2 = 7281408,09 [\text{mm}^4]$$

$$I_2 = \frac{1}{12} 6 \cdot (100 - 6 \cdot 2)^3 = 340736 [\text{mm}^4]$$

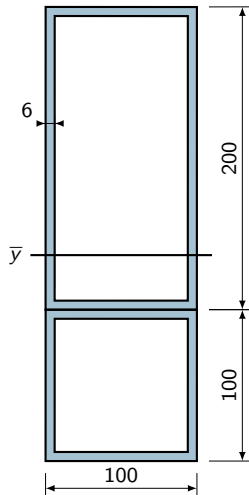
$$I'_2 = I_2 + A_2 (\bar{y}_2 - \bar{y})^2 = 4689717 [\text{mm}^4]$$

$$I_3 = I_4 = I_5 = I_6 = \frac{1}{12} 100 \cdot 6^3 = 1800 [\text{mm}^4]$$

$$I'_{3-6} = 4 \cdot I_3 + A_3 \cdot \sum_{i=3}^{n=6} (\bar{y}_i - \bar{y})^2 = 28044626,56 [\text{mm}^4]$$

Ejercicio inercia de perfil:

División de área.

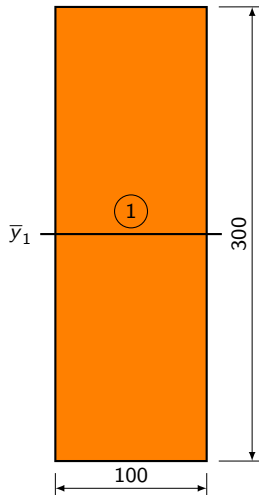


Se calcula la inercia total del sistema restando las áreas con huecos.

$$I = 2 \cdot I'_1 + 2 \cdot I'_2 + I'_{3-6} = 51986876,77[\text{mm}^4]$$

Ejercicio inercia de perfil:

Eliminación de áreas sin material.

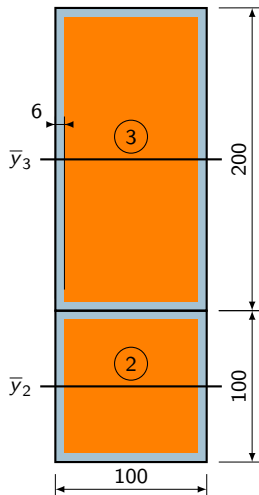


Se calcula el área y centro de gravedad del perfil sin considerar los huecos.

$$A_1 = 100 \cdot 300 = 30000[\text{mm}^2] \quad \bar{y}_1 = 150[\text{mm}]$$

Ejercicio inercia de perfil:

Eliminación de áreas sin material.



Se calcula el área y centro de gravedad de los huecos del perfil.

$$A_2 = (100 - 6 \cdot 2) \cdot (100 - 6 \cdot 2) = 7744[\text{mm}^2] \quad \bar{y}_2 = 50[\text{mm}]$$

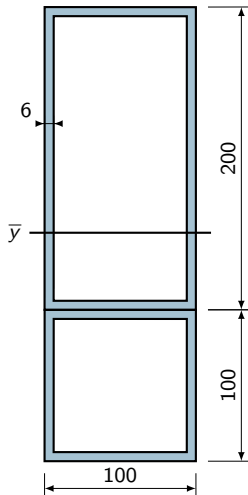
$$A_3 = (100 - 6 \cdot 2) \cdot (200 - 6 \cdot 2) = 16544[\text{mm}^2] \quad \bar{y}_3 = 200[\text{mm}]$$

$$\bar{y} = \frac{\bar{y}_1 A_1 - \bar{y}_2 A_2 - \bar{y}_3 A_3}{A_1 - A_2 - A_3} = 140,756[\text{mm}]$$

Ejercicio inercia de perfil:

Eliminación de áreas sin material.

Se calcula la inercia considerando el teorema de Steiner.



$$I_1 = \frac{1}{12} 100 \cdot 300^3 = 225000000 [\text{mm}^4]$$

$$I'_1 = I_1 + A_1 (\bar{y}_1 - \bar{y})^2 = 227563378,29 [\text{mm}^4]$$

$$I_2 = \frac{1}{12} (100 - 6 \cdot 2) \cdot (100 - 6 \cdot 2)^3 = 4997461,3 [\text{mm}^4]$$

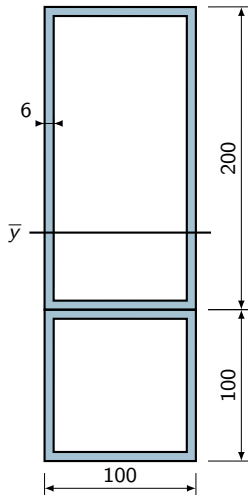
$$I'_2 = I_2 + A_2 (\bar{y}_2 - \bar{y})^2 = 68782516,06 [\text{mm}^4]$$

$$I_3 = \frac{1}{12} (100 - 6 \cdot 2) \cdot (200 - 6 \cdot 2)^3 = 48727594,6 [\text{mm}^4]$$

$$I'_3 = I_3 + A_3 (\bar{y}_3 - \bar{y})^2 = 106793985,45 [\text{mm}^4]$$

Ejercicio inercia de perfil:

Eliminación de áreas sin material.

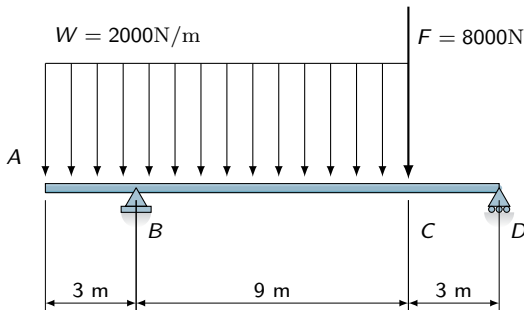


Se calcula la inercia total del sistema restando las áreas con huecos.

$$I = I'_1 - I'_2 - I'_3 = 51986876,77[\text{mm}^4]$$

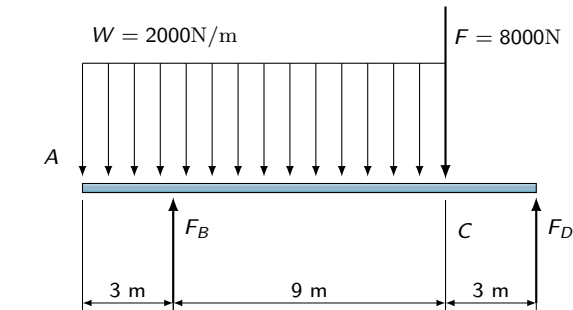
Ejercicio flexión fuerza distribuida:

Se aplica una fuerza vertical en el centro de la viga de sección transversal rectangular. Determine los esfuerzos máximos de tensión y compresión de la viga, junto al diagrama de fuerza cortante y momento flector.



Ejercicio flexión fuerza distribuida:

Primero se resuelve la estática en la viga:



$$\sum F = 0 :$$

$$F_B + F_D = 8000 + 24000 \quad (7)$$

$$\sum M_D = 0 :$$

$$12 \cdot F_b = 3 \cdot 8000 + 9 \cdot 24000 \quad (8)$$

$$\rightarrow F_B = 20000[N] \quad F_D = 12000[N]$$

Ejercicio flexión fuerza distribuida:

Se obtiene de la función de la fuerza y momento a lo largo de la viga:

Tramo x: 0-3 [m]

$$\begin{aligned} V(x) &= -2000 \cdot x \\ M(x) &= -1000 \cdot x^2 \end{aligned} \tag{9}$$

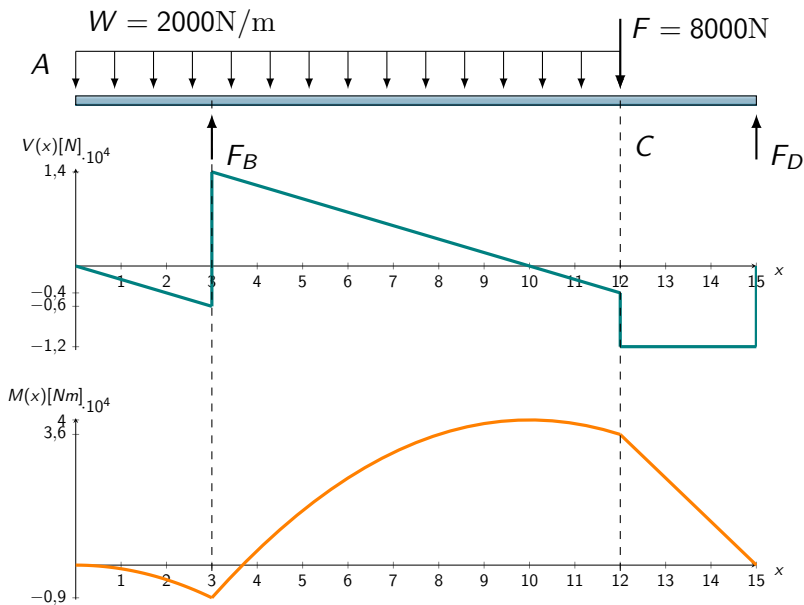
Tramo x: 3-9 [m]

$$\begin{aligned} V(x) &= -2000 \cdot x + 20000 \\ M(x) &= 1000 \cdot x^2 - 20000 \cdot (x - 3) \end{aligned} \tag{10}$$

Tramo x: 12-15 [m]

$$\begin{aligned} V(x) &= -24000 + 20000 - 8000 \\ M(x) &= -24000 \cdot (x - 6) - 20000 \cdot (x - 3) - 80000 \cdot (x - 12) \end{aligned} \tag{11}$$

Ejercicio flexión fuerza distribuida:

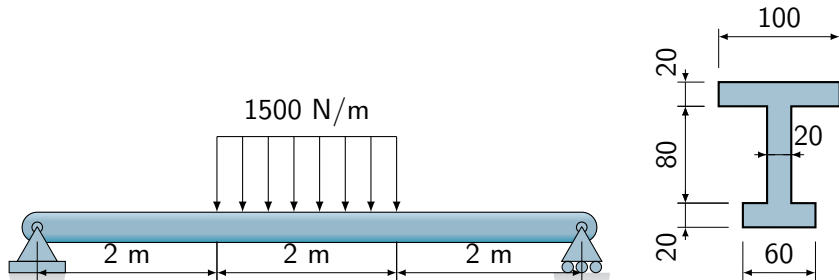


Ejemplo:

Se tiene la viga de la figura cargada con una fuerza distribuida en su centro. El detalle de la sección transversal se muestra en la figura.

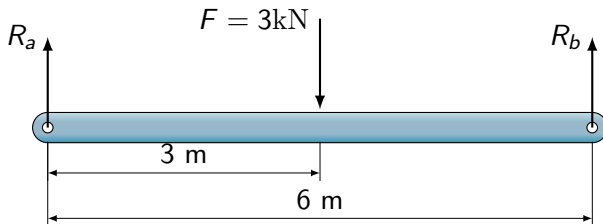
Determinar:

- Las zonas con mayor fuerza de corte y con mayor momento flector
- Los esfuerzos de corte máximo en las placas unidas
- Máximo esfuerzo normal.



Ejemplo:

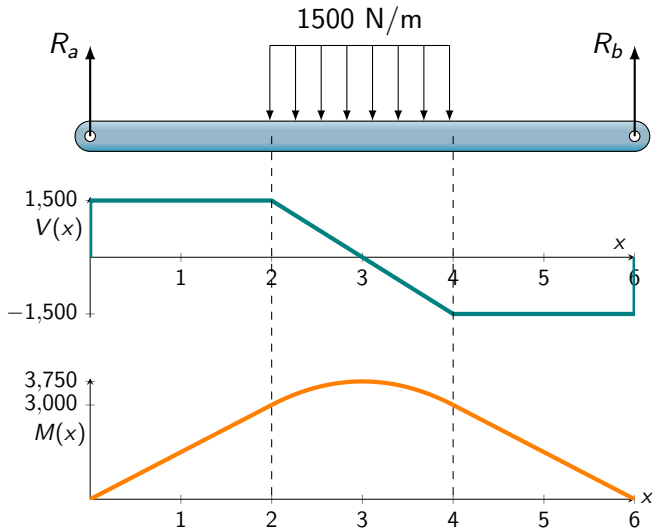
Primero se hace la estática:



$$\sum M_a : \quad -3F + 6R_b = 0 \implies R_a = R_b = F/2 = 1500 \text{ kN}$$

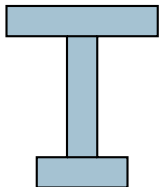
Ejemplo:

Luego los diagramas



Ejemplo:

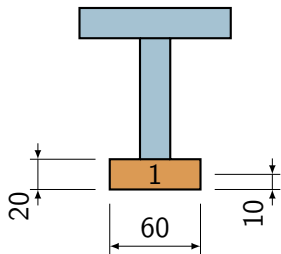
Se calculan las propiedades necesarias:



Ejemplo:

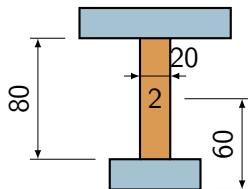
Se calculan las propiedades necesarias:

$$A_1 = 20 \cdot 60 = 1200\text{mm}^2 \quad \bar{y}_1 = 10\text{mm}$$



Ejemplo:

Se calculan las propiedades necesarias:

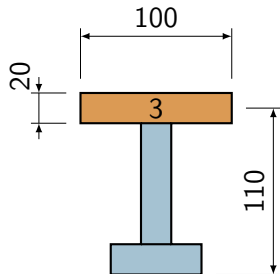


$$A_1 = 20 \cdot 60 = 1200 \text{mm}^2 \quad \bar{y}_1 = 10 \text{mm}$$

$$A_2 = 20 \cdot 80 = 1600 \text{mm}^2 \quad \bar{y}_2 = 60 \text{mm}$$

Ejemplo:

Se calculan las propiedades necesarias:



$$A_1 = 20 \cdot 60 = 1200 \text{ mm}^2$$

$$\bar{y}_1 = 10 \text{ mm}$$

$$A_2 = 20 \cdot 80 = 1600 \text{ mm}^2$$

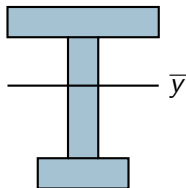
$$\bar{y}_2 = 60 \text{ mm}$$

$$A_3 = 20 \cdot 100 = 2000 \text{ mm}^2$$

$$\bar{y}_3 = 110 \text{ mm}$$

Ejemplo:

Se calculan las propiedades necesarias:



$$A_1 = 20 \cdot 60 = 1200 \text{mm}^2$$

$$\bar{y}_1 = 10 \text{mm}$$

$$A_2 = 20 \cdot 80 = 1600 \text{mm}^2$$

$$\bar{y}_2 = 60 \text{mm}$$

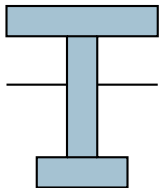
$$A_3 = 20 \cdot 100 = 2000 \text{mm}^2$$

$$\bar{y}_3 = 110 \text{mm}$$

$$\bar{y} = \frac{\bar{y}_1 A_1 + \bar{y}_2 A_2 + \bar{y}_3 A_3}{A_1 + A_2 + A_3} = 68,3 \text{mm}$$

Ejemplo:

Se calculan las propiedades necesarias:

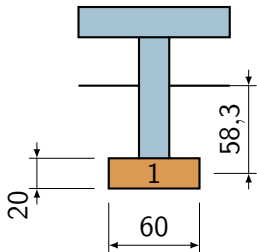


Ejemplo:

Se calculan las propiedades necesarias:

$$I_1 = \frac{1}{12} 60 \cdot 20^3 = 4000 \text{ mm}^4$$

$$I'_1 = I_1 + A_1 \Delta \bar{y}^2 = 4,12 \cdot 10^6 \text{ mm}^4$$



Ejemplo:

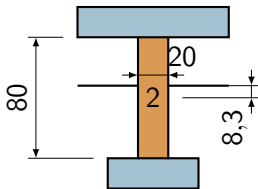
Se calculan las propiedades necesarias:

$$I_1 = \frac{1}{12} 60 \cdot 20^3 = 4000 \text{ mm}^4$$

$$I'_1 = I_1 + A_1 \Delta \bar{y}^2 = 4,12 \cdot 10^6 \text{ mm}^4$$

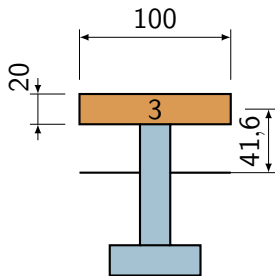
$$I_2 = \frac{1}{12} 20 \cdot 80^3 = 8,5 \cdot 10^5 \text{ mm}^4$$

$$I'_2 = I_2 + A_2 \Delta \bar{y}^2 = 9,6 \cdot 10^5 \text{ mm}^4$$



Ejemplo:

Se calculan las propiedades necesarias:



$$I_1 = \frac{1}{12} 60 \cdot 20^3 = 4000 \text{ mm}^4$$

$$I'_1 = I_1 + A_1 \Delta \bar{y}^2 = 4,12 \cdot 10^6 \text{ mm}^4$$

$$I_2 = \frac{1}{12} 20 \cdot 80^3 = 8,5 \cdot 10^5 \text{ mm}^4$$

$$I'_2 = I_2 + A_2 \Delta \bar{y}^2 = 9,6 \cdot 10^5 \text{ mm}^4$$

$$I_3 = \frac{1}{12} 100 \cdot 20^3 = 6,6 \cdot 10^4 \text{ mm}^4$$

$$I'_3 = I_3 + A_3 \Delta \bar{y}^2 = 3,5 \cdot 10^6 \text{ mm}^4$$

Ejemplo:

Se calculan las propiedades necesarias:

$$I_1 = \frac{1}{12} 60 \cdot 20^3 = 4000 \text{ mm}^4$$

$$I'_1 = I_1 + A_1 \Delta \bar{y}^2 = 4,12 \cdot 10^6 \text{ mm}^4$$

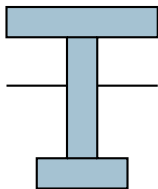
$$I_2 = \frac{1}{12} 20 \cdot 80^3 = 8,5 \cdot 10^5 \text{ mm}^4$$

$$I'_2 = I_2 + A_2 \Delta \bar{y}^2 = 9,6 \cdot 10^5 \text{ mm}^4$$

$$I_3 = \frac{1}{12} 100 \cdot 20^3 = 6,6 \cdot 10^4 \text{ mm}^4$$

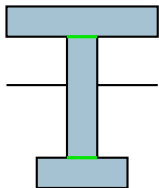
$$I'_3 = I_3 + A_3 \Delta \bar{y}^2 = 3,5 \cdot 10^6 \text{ mm}^4$$

$$I = I'_1 + I'_2 + I'_3 = 8,6 \cdot 10^6 \text{ mm}^4$$



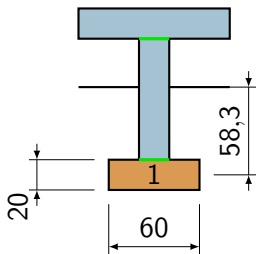
Ejemplo:

Momentos de Área:



Ejemplo:

Momentos de Área:

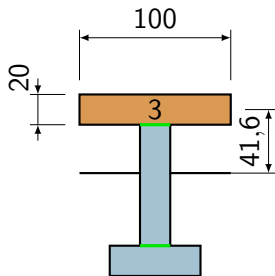


$$Q_1 = A_1 \Delta \bar{y} = 6,9 \cdot 10^4 \text{ mm}^3$$

$$\tau_1 = \frac{VQ_1}{Ib} = \frac{1500 \cdot 6,9 \cdot 10^4}{8,6 \cdot 10^6 \cdot 20} = 0,60 \text{ MPa}$$

Ejemplo:

Momentos de Área:



$$Q_1 = A_1 \Delta \bar{y} = 6,9 \cdot 10^4 \text{ mm}^3$$

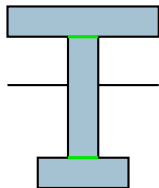
$$\tau_1 = \frac{VQ_1}{Ib} = \frac{1500 \cdot 6,9 \cdot 10^4}{8,6 \cdot 10^6 \cdot 20} = 0,60 \text{ MPa}$$

$$Q_2 = A_2 \Delta \bar{y} = 8,3 \cdot 10^4 \text{ mm}^3$$

$$\tau_2 = \frac{VQ_2}{Ib} = \frac{1500 \cdot 8,3 \cdot 10^4}{8,6 \cdot 10^6 \cdot 20} = 0,72 \text{ MPa}$$

Ejemplo:

Momentos de Área:



$$Q_1 = A_1 \Delta \bar{y} = 6,9 \cdot 10^4 \text{ mm}^3$$

$$\tau_1 = \frac{VQ_1}{Ib} = \frac{1500 \cdot 6,9 \cdot 10^4}{8,6 \cdot 10^6 \cdot 20} = 0,60 \text{ MPa}$$

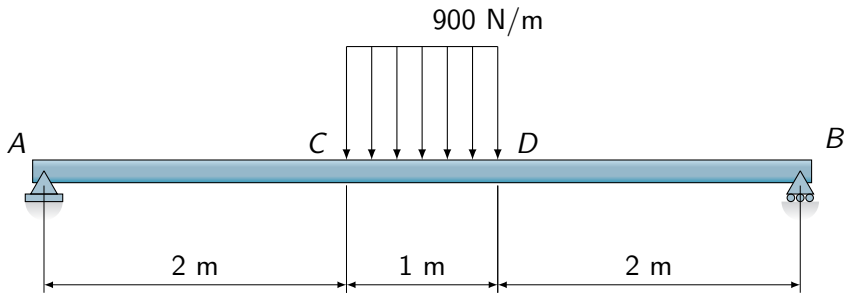
$$Q_2 = A_2 \Delta \bar{y} = 8,3 \cdot 10^4 \text{ mm}^3$$

$$\tau_2 = \frac{VQ_2}{Ib} = \frac{1500 \cdot 8,3 \cdot 10^4}{8,6 \cdot 10^6 \cdot 20} = 0,72 \text{ MPa}$$

$$\sigma = \frac{Mc}{I} = \frac{3750 \cdot 10^3 \cdot 68,3}{8,6 \cdot 10^6} = 29,8 \text{ MPa}$$

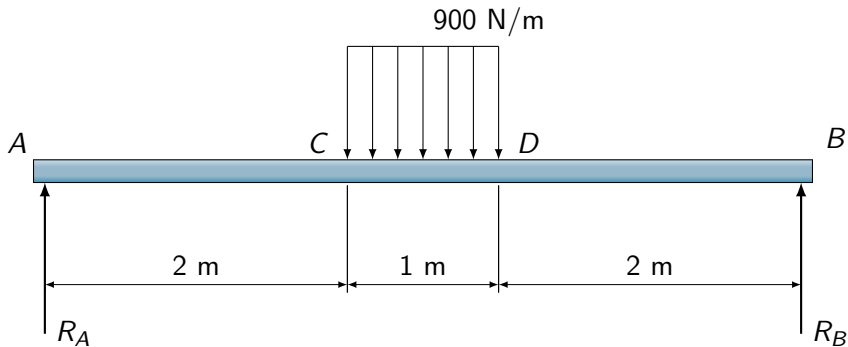
Ejemplo:

Considere la viga de la figura con todas sus cargas. Calcule la función de la deformada en toda la viga.



Ejemplo:

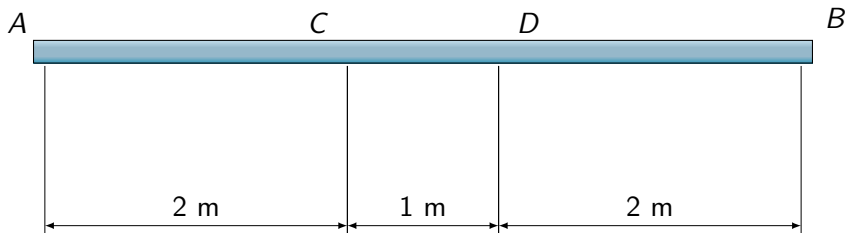
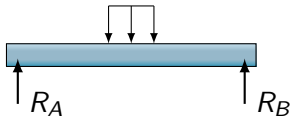
Lo primero es calcular las reacciones, por simetría ambas reacciones son iguales:



$$\sum F_y : R_A - 950 + R_B = 0 \implies R_A = R_B = 450\text{N}$$

Ejemplo:

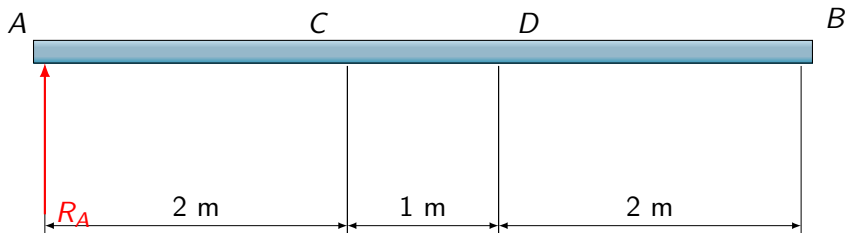
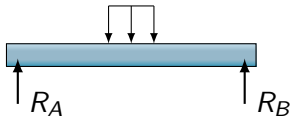
Luego se van agregando las fuerzas por tramo en la ecuación de cortante:



$$V(x) = \quad - \quad \quad + \quad \quad +$$

Ejemplo:

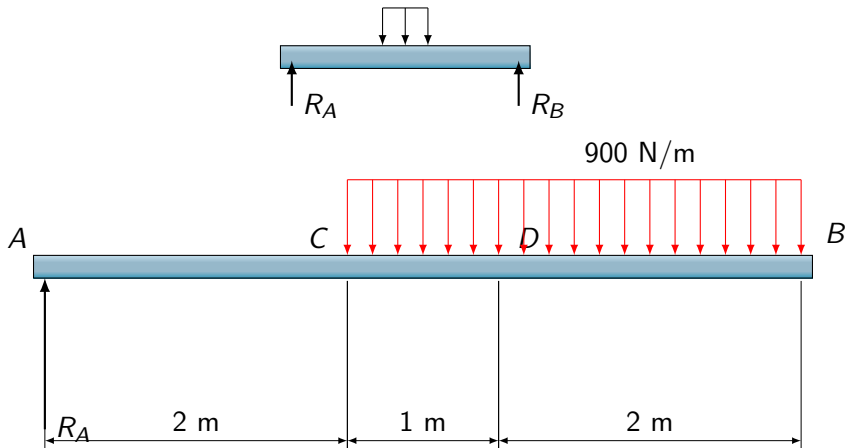
Luego se van agregando las fuerzas por tramo en la ecuación de cortante:



$$V(x) = R_A - \quad + \quad +$$

Ejemplo:

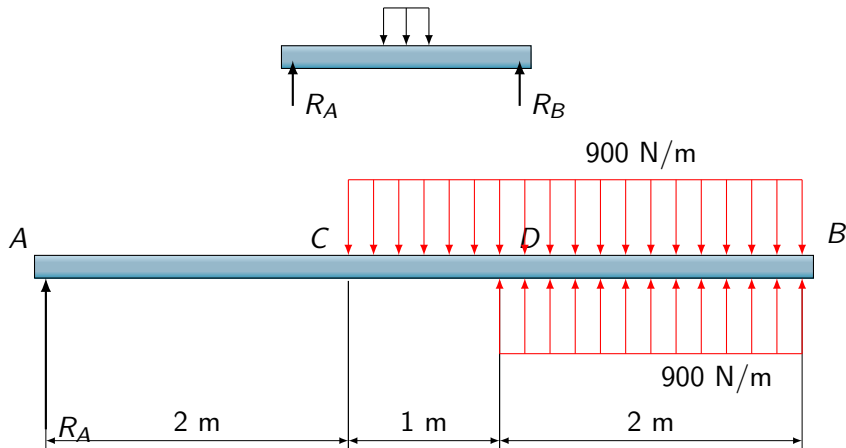
Luego se van agregando las fuerzas por tramo en la ecuación de cortante:



$$V(x) = R_A - 900 \langle x - 2 \rangle +$$

Ejemplo:

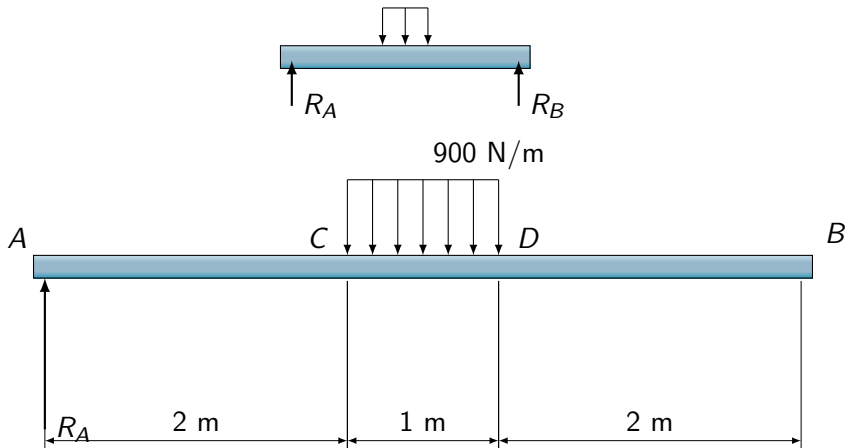
Luego se van agregando las fuerzas por tramo en la ecuación de cortante:



$$V(x) = R_A - 900 \langle x - 2 \rangle + 900 \langle x - 3 \rangle +$$

Ejemplo:

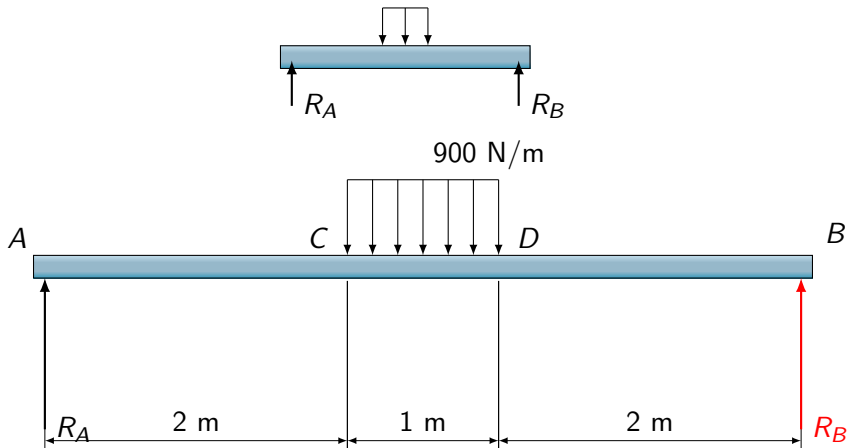
Luego se van agregando las fuerzas por tramo en la ecuación de cortante:



$$V(x) = R_A - 900 \langle x - 2 \rangle + 900 \langle x - 3 \rangle +$$

Ejemplo:

Luego se van agregando las fuerzas por tramo en la ecuación de cortante:



$$V(x) = R_A - 900 \langle x - 2 \rangle + 900 \langle x - 3 \rangle + R_B \langle x - 5 \rangle^0$$

Ejemplo:

Luego se calcula el momento y se integra dos veces, junto con imponer condiciones de borde para obtener la ecuación de la elástica:

$$V(x) = R_A - 900 \langle x - 2 \rangle + 900 \langle x - 3 \rangle + R_B \langle x - 5 \rangle^0$$

$$M(x) = R_A x - \frac{900}{2} \langle x - 2 \rangle^2 + \frac{900}{2} \langle x - 3 \rangle^2 + R_B \langle x - 5 \rangle$$

$$IE \theta(x) = \frac{R_A}{2} x^2 - \frac{900}{6} \langle x - 2 \rangle^3 + \frac{900}{6} \langle x - 3 \rangle^3 + \frac{R_B}{2} \langle x - 5 \rangle^2 + C_1$$

$$IE y(x) = \frac{R_A}{6} x^3 - \frac{900}{24} \langle x - 2 \rangle^4 + \frac{900}{24} \langle x - 3 \rangle^4 + \frac{R_B}{6} \langle x - 5 \rangle^3 + C_1 x + C_2$$

$$y(0) = 0 \quad y(5) = 0$$

Ejemplo:

En este caso debido a la simetría existen otras condiciones que se pueden aplicar (aparte de las mencionadas). Para este ejercicio se utilizarán estas alternativas para mostrar su uso.

$$y(0) = 0 \quad \theta(2,5) = 0$$

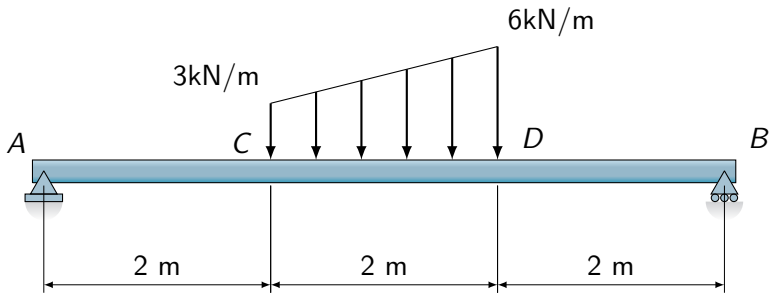
$$y(0) = 0 \implies C_2 = 0$$

$$IE \theta(2,5) = \frac{R_A}{2} 2,5^2 - \frac{900}{6} \langle 2,5 - 2 \rangle^3 + C_1 = 0 \implies C_1 = -1387,5 [\text{N m}^2]$$

$$IE y(x) = \frac{450}{6} x^3 - \frac{900}{24} \langle x - 2 \rangle^4 + \frac{900}{24} \langle x - 3 \rangle^4 + \frac{450}{6} \langle x - 5 \rangle^3 - 1387,5x$$

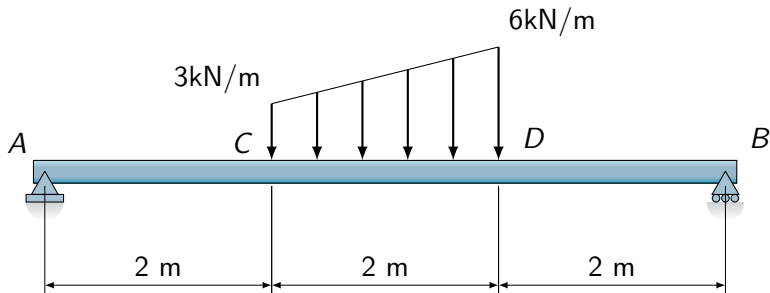
Ejemplo:

Considere la viga de la figura con todas sus cargas. Calcule la función de la deformada en toda la viga.



Ejemplo:

Primero se calcula la fuerza equivalente de la carga distribuida y su centroide, solo para calcular las reacciones:

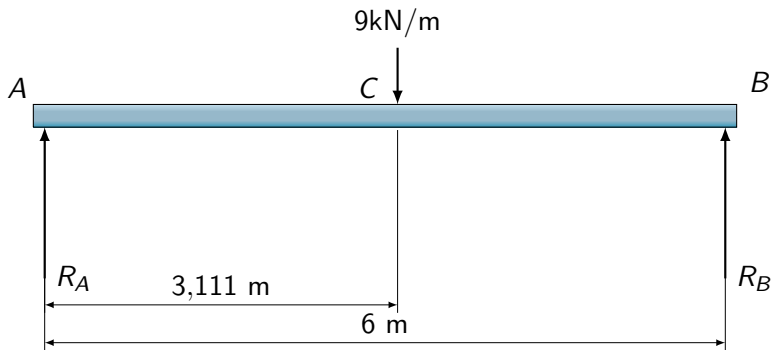


$$F_{eq} = 4,5 \cdot 2 = 9 \text{ kN}$$

$$\bar{y} = \frac{(3 \cdot 2) \cdot 1 + (3 \cdot 2 \cdot 0,5) \cdot 1,33}{4,5 \cdot 2} = 1,111 \text{ m}$$

Ejemplo:

Se calculan las reacciones:

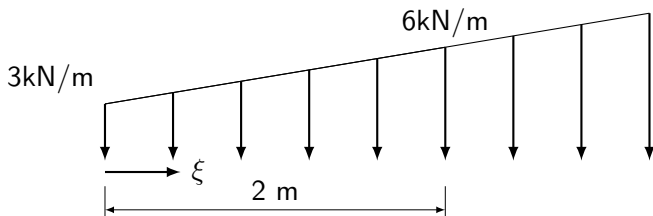


$$\sum M_A : -9000 \cdot 3,111 + R_B \cdot 6 = 0 \implies R_B = 4667\text{N}$$

$$\sum F_y : R_A - 9000 + R_B = 0 \implies R_A = 4333\text{N}$$

Ejemplo:

Luego se calcula la función distribuida con su sistema de referencia en el punto inicial.



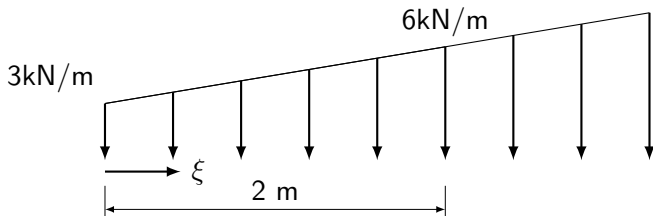
$$w(\xi) = a \cdot \xi + b \quad w(0) = -3000[\text{N/m}] \quad w(2\text{m}) = -6000[\text{N/m}]$$

Por lo tanto la función:

$$w(\xi) = -1500 \cdot \xi - 3000$$

Ejemplo:

Se integra para transformarlo en cortante.



Por lo tanto la función:

$$V_w(\xi) = \int_0^{\xi} (-1500 \cdot \xi - 3000) d\xi$$

$$V_w(\xi) = -\frac{1500}{2} \cdot \xi^2 - 3000\xi$$

Ejemplo:

Luego se cambia al sistema de referencia original (x).

$$x = \xi + 2 \implies \xi = x - 2$$

$$V_w(x) = -\frac{1000}{2} \cdot \xi^2 - 3000\xi = -\frac{1000}{2} \cdot (x - 2)^2 - 3000(x - 2)$$

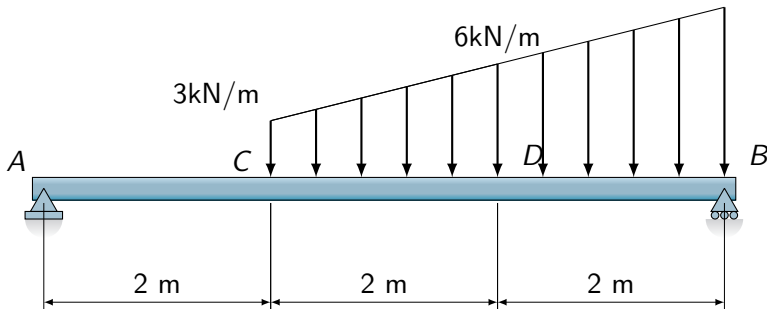
Finalmente se transforma a paréntesis angulares.

$$V_w(x) = -\frac{1000}{2} \cdot (x - 2)^2 - 3000(x - 2)$$

$$V_w(x) = -\frac{1000}{2} \cdot \langle x - 2 \rangle^2 - 3000 \langle x - 2 \rangle$$

Ejemplo:

Se calcula el cortante interno

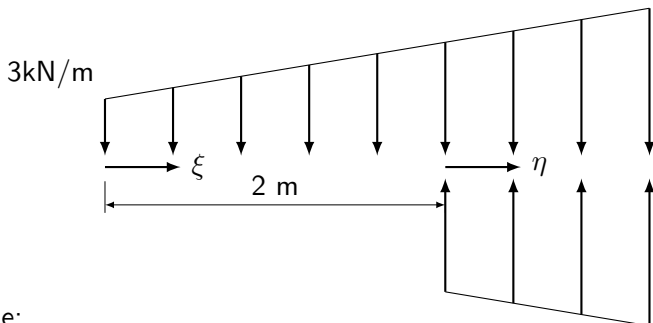


$$V(x) = R_A + V_w(x)$$

$$V(x) = R_A - \frac{1500}{2} \langle x - 2 \rangle^2 - 3000 \langle x - 2 \rangle \dots$$

Ejemplo:

Se debe calcular la función que se necesita para anular la primera.



Se sabe que:

$$w_2(\eta) = -w(\xi) = -w(\eta + 2)$$

Por lo tanto la función en base η :

$$w_2(\eta) = 1500 \cdot (\eta + 2) + 3000$$

Se expande

$$w_2(\eta) = 1500 \cdot \eta + 6000$$

Ejemplo:

Se integra para transformarlo en cortante. Por lo tanto la función:

$$V_{w_2}(\eta) = \int_0^{\eta} (1500 \cdot \eta + 6000) d\eta$$

$$V_{w_2}(\eta) = \frac{1500}{2} \cdot \eta^2 + 6000\eta$$

Ejemplo:

Luego se cambia al sistema de referencia original (x).

$$x = \eta + 4 \implies \eta = x - 4$$

$$V_{w_2}(x) = \frac{1500}{2} \cdot \eta^2 + 6000\eta = \frac{1500}{2} \cdot (x - 4)^2 + 6000(x - 4)$$

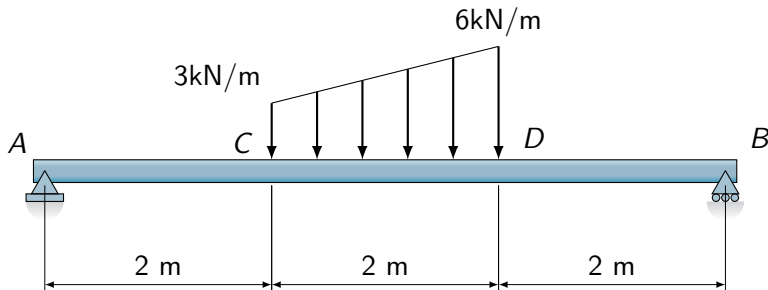
Finalmente se transforma a paréntesis angulares.

$$V_{w_2}(x) = \frac{1500}{2} \cdot (x - 4)^2 + 6000(x - 4)$$

$$V_{w_2}(x) = \frac{1500}{2} \cdot \langle x - 4 \rangle^2 + 6000 \langle x - 4 \rangle$$

Ejemplo:

Se calcula el cortante interno



$$V(x) = R_A + V_w(x) + V_{w_2}(x)$$

$$\begin{aligned} V(x) = R_A - \frac{1500}{2} \langle x - 2 \rangle^2 - 3000 \langle x - 2 \rangle \\ + \frac{1500}{2} \cdot \langle x - 4 \rangle^2 + 6000 \langle x - 4 \rangle \end{aligned}$$

Ejemplo:

Se calcula el momento interno integrando el cortante.

$$V(x) = R_A - \frac{1500}{2} \langle x - 2 \rangle^2 - 3000 \langle x - 2 \rangle \\ + \frac{1500}{2} \cdot \langle x - 4 \rangle^2 + 6000 \langle x - 4 \rangle$$

$$M(x) = R_A x - \frac{1500}{6} \langle x - 2 \rangle^3 - \frac{3000}{2} \langle x - 2 \rangle^2 \\ + \frac{1500}{6} \cdot \langle x - 4 \rangle^3 + \frac{6000}{2} \langle x - 4 \rangle^2$$

Ejemplo:

Se calcula la ecuación de la elástica por doble integración.

$$M(x) = R_A x - \frac{1500}{6} \langle x - 2 \rangle^3 - \frac{3000}{2} \langle x - 2 \rangle^2 \\ + \frac{1500}{6} \cdot \langle x - 4 \rangle^3 + \frac{6000}{2} \langle x - 4 \rangle^2$$

$$IE \cdot \theta(x) = \frac{R_A}{2} x^2 - \frac{1500}{24} \langle x - 2 \rangle^4 - \frac{3000}{6} \langle x - 2 \rangle^3 \\ + \frac{1500}{24} \cdot \langle x - 4 \rangle^4 + \frac{6000}{6} \langle x - 4 \rangle^3 + C_1$$

$$IE \cdot y(x) = \frac{R_A}{6} x^3 - \frac{1500}{120} \langle x - 2 \rangle^5 - \frac{3000}{24} \langle x - 2 \rangle^4 \\ + \frac{1500}{120} \cdot \langle x - 4 \rangle^5 + \frac{6000}{24} \langle x - 4 \rangle^4 + C_1 x + C_2$$

Ejemplo:

Se calculan las constantes

$$IE \cdot y(x) = \frac{R_A}{6}x^3 - \frac{1500}{120} \langle x - 2 \rangle^5 - \frac{3000}{24} \langle x - 2 \rangle^4 \\ + \frac{1500}{120} \cdot \langle x - 4 \rangle^5 + \frac{6000}{24} \langle x - 4 \rangle^4 + C_1x + C_2$$

$$y(0) = 0 \implies C_2 = 0$$

$$y(6) = 0 \implies C_1 = -19267[\text{N m}^2]$$

$$IE \cdot y(x) = \frac{4333}{6}x^3 - \frac{1500}{120} \langle x - 2 \rangle^5 - \frac{3000}{24} \langle x - 2 \rangle^4 \\ + \frac{1500}{120} \cdot \langle x - 4 \rangle^5 + \frac{6000}{24} \langle x - 4 \rangle^4 - 19267x$$

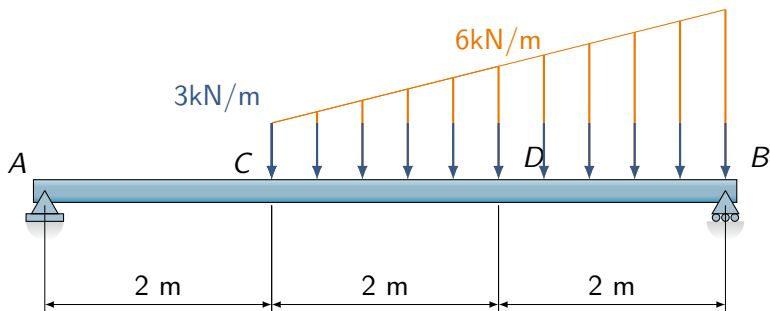
Ejemplo:

Cuando se sabe la representación de las fuerzas distribuidas por partes:

- Rectangular $w < x - a >$
- Triangular $\frac{p}{2} < x - a >^2$

El ejercicio anterior se puede hacer de manera mucho más simple

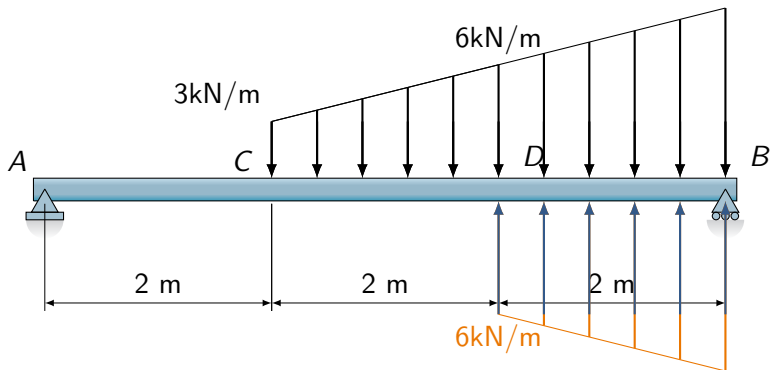
Ejemplo:



$$V(x) = R_A + V_w(x)$$

$$V(x) = R_A - \frac{1500}{2} \langle x - 2 \rangle^2 - 3000 \langle x - 2 \rangle \dots$$

Ejemplo:

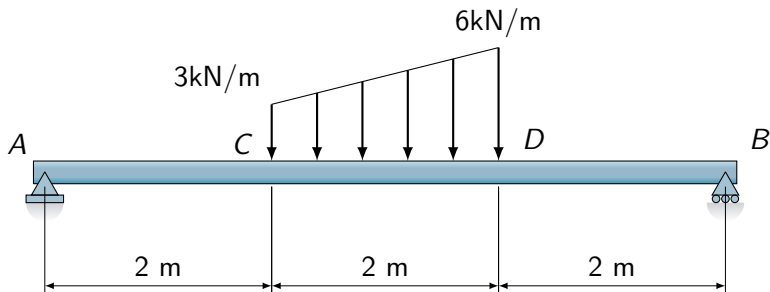


$$V(x) = R_A + V_w(x)$$

$$V(x) = R_A - \frac{1500}{2} \langle x - 2 \rangle^2 - 3000 \langle x - 2 \rangle$$
$$+ \frac{1500}{2} \langle x - 4 \rangle^2 + 6000 \langle x - 4 \rangle$$

Ejemplo:

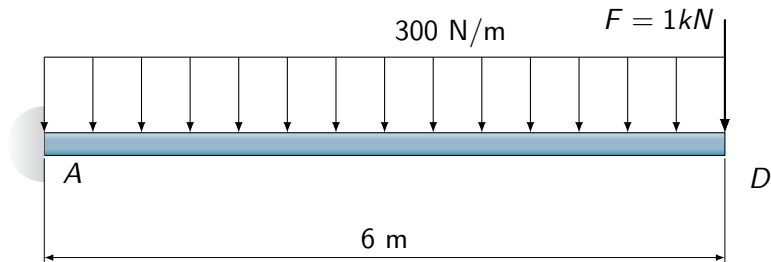
Se calcula el cortante interno



$$V(x) = R_A - \frac{1500}{2} \langle x - 2 \rangle^2 - 3000 \langle x - 2 \rangle + \frac{1500}{2} \langle x - 4 \rangle^2 + 6000 \langle x - 4 \rangle$$

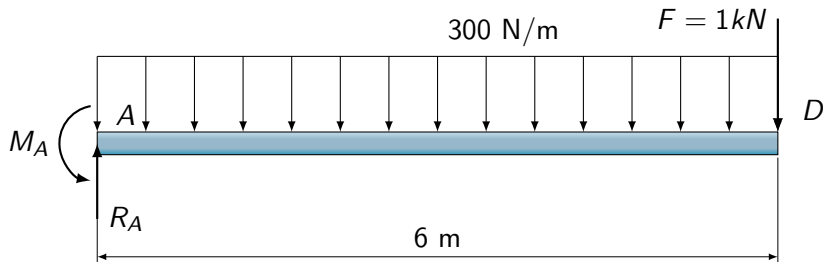
Ejemplo:

Calcular el desplazamiento del punto D , asumiendo un perfil W310x28



Ejemplo:

Se calculan las reacciones.

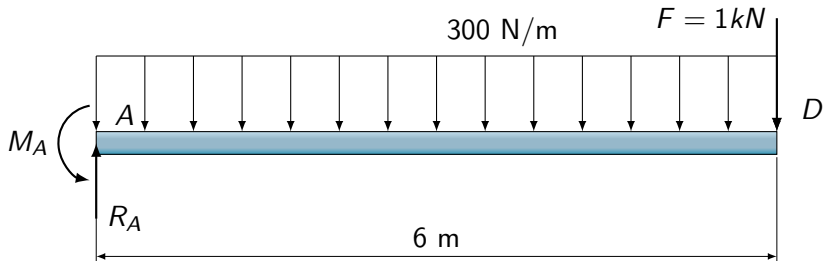


$$\sum M : \quad M_A = 3 \cdot 1800 + 6 \cdot 1000 = 11400[\text{N m}]$$

$$\sum R_y : \quad R_A = 1800 + 1000 = 2800[\text{N m}]$$

Método de la doble integración

Se calcula la elástica



$$V(x) = R_A - 300x$$

$$M(x) = -M_a + R_A x - \frac{300}{2} x^2$$

Método de la doble integración

Se calcula la elástica

$$M(x) = -M_A + R_A x - \frac{300}{2}x^2$$

$$IE\theta(x) = -M_A x + \frac{R_A}{2}x^2 - \frac{300}{6}x^3 + C_1$$

$$IEy(x) = -\frac{M_A}{2}x^2 + \frac{R_A}{6}x^3 - \frac{300}{24}x^4 + C_1x + C_2$$

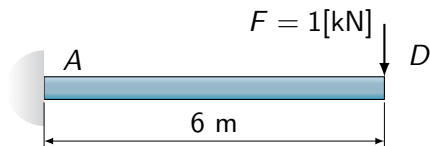
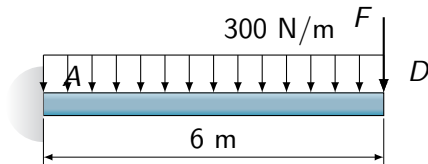
$$y(0) = 0 \implies C_2 = 0 \quad \theta(0) = 0 \implies C_1 = 0$$

$$y(x) = \frac{-\frac{M_A}{2}x^2 + \frac{R_A}{6}x^3 - \frac{300}{24}x^4}{IE}$$

$$y(6) = \frac{-\frac{11400}{2}6^2 + \frac{2800}{6}6^3 - \frac{300}{24}6^4}{IE}$$

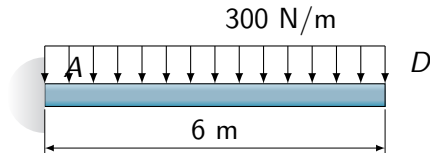
$$y(6) = \frac{-120600}{IE} = -11,1\text{mm}$$

Método de superposición



Según tabla

$$\delta = \frac{PL^3}{3EI}$$



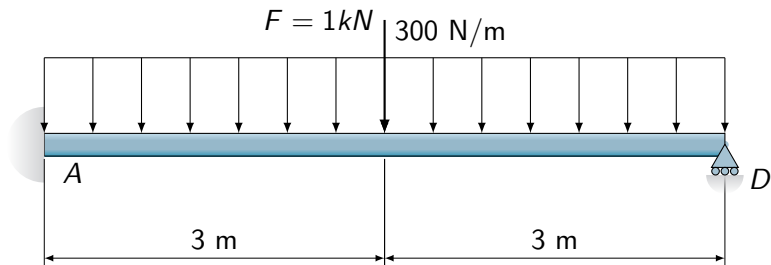
Según tabla

$$\delta = \frac{wL^4}{8EI}$$

$$\delta = \frac{FL^3}{3EI} + \frac{wL^4}{8EI} = \frac{120600}{EI} = 11,1\text{mm}$$

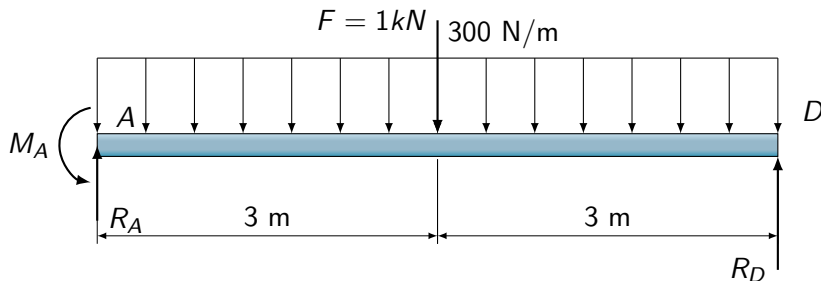
Hiperestático

Calcular las reacciones.



Hiperestático

Se calculan las relaciones de las reacciones.

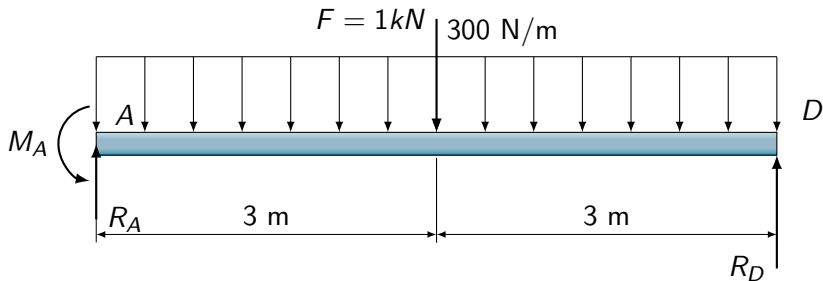


$$\sum M: \quad M_A = 3 \cdot 1800 + 3 \cdot 1000 - 6 \cdot R_D = 8400 - 6 \cdot R_D$$

$$\sum R_y: \quad R_A + R_D = 1800 + 1000 = 2800 [\text{N m}]$$

Hiperestático: Método de la doble integración

Se calcula la elástica



$$V(x) = R_A - 300x - 1000 < x - 3 >^0$$

$$M(x) = -M_A + R_A x - \frac{300}{2} x^2 - 1000 < x - 3 >$$

Hiperestático: Método de la doble integración

Se calcula la elástica

$$M(x) = -M_A + R_A x - \frac{300}{2}x^2 - 1000 \langle x - 3 \rangle$$

$$IE\theta(x) = -M_A x + \frac{R_A}{2}x^2 - \frac{300}{6}x^3 - \frac{1000}{2} \langle x - 3 \rangle^2 + C_1$$

$$IEy(x) = -\frac{M_A}{2}x^2 + \frac{R_A}{6}x^3 - \frac{300}{24}x^4 - \frac{1000}{6} \langle x - 3 \rangle^3 + C_1 x + C_2$$

$$y(0) = 0 \implies C_2 = 0 \quad \theta(0) = 0 \implies C_1 = 0$$

$$y(x) = \frac{-\frac{M_A}{2}x^2 + \frac{R_A}{6}x^3 - \frac{300}{24}x^4 - \frac{1000}{6} \langle x - 3 \rangle^3}{IE}$$

$$y(6) = 0 = -\frac{M_A}{2}6^2 + \frac{R_A}{6}6^3 - \frac{300}{24}6^4 - \frac{1000}{6} \langle 6 - 3 \rangle^3$$

$$y(6) = 0 \implies M_A = 2R_A - 1150$$

Hiperestático: Método de la doble integración

Ecuaciones:

$$M_A = 2R_A - 1150$$

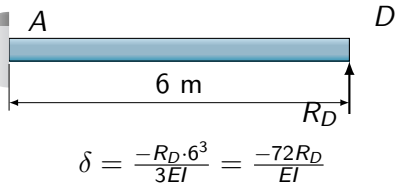
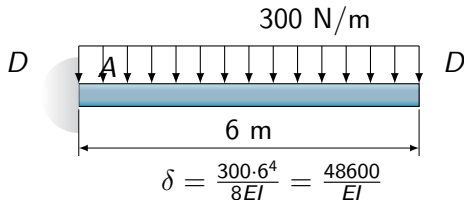
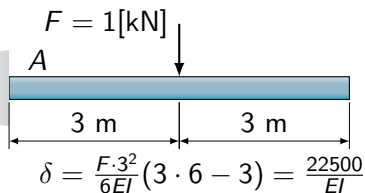
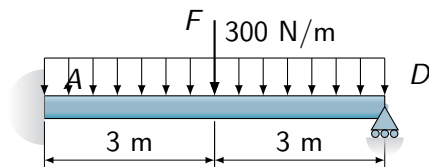
$$M_A = 8400 - 6 \cdot R_D$$

$$R_A + R_D = 2800$$

Solución

$$R_A = 1812,5 \text{ [N]} \quad R_D = 987,5 \text{ [N]} \quad M_A = 2475 \text{ [N m]}$$

Hiperestático: Método de superposición



$$\delta = 0 = \frac{22500}{EI} + \frac{48600}{EI} - \frac{72R_D}{EI}$$

$$R_D = 987,5 \text{ [N]}$$

Hiperestático: Método de superposición

Ecuaciones:

$$R_D = 987,5 \text{ [N]}$$

$$M_A = 8400 - 6 \cdot R_D$$

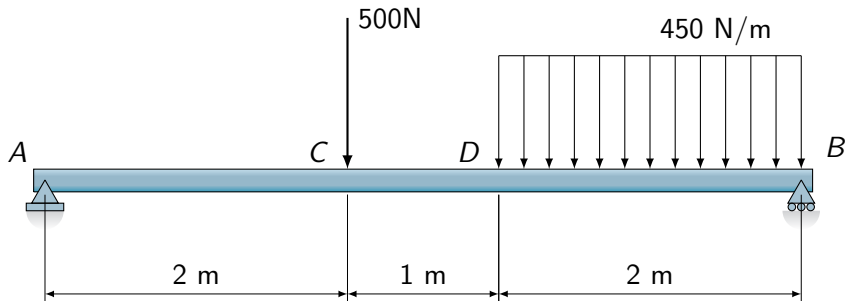
$$R_A + R_D = 2800$$

Solución

$$R_A = 1812,5 \text{ [N]} \quad R_D = 987,5 \text{ [N]} \quad M_A = 2475 \text{ [N m]}$$

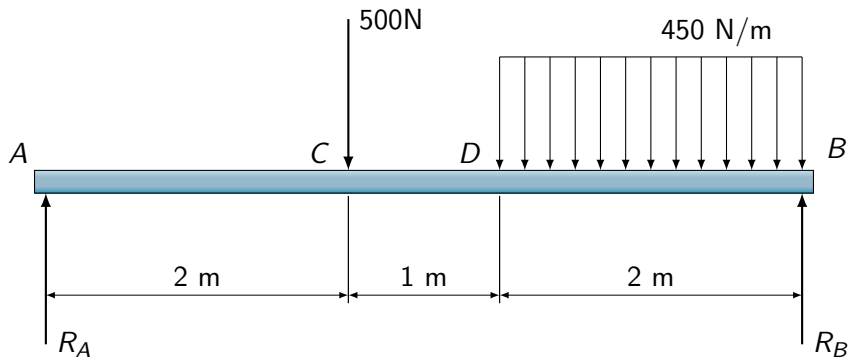
Ejemplo:

Considere la viga de la figura con todas sus cargas. Calcule la función de la deformada en toda la viga.



Ejemplo:

Lo primero es calcular las reacciones, por lo tanto se realiza suma de momento en el punto A:

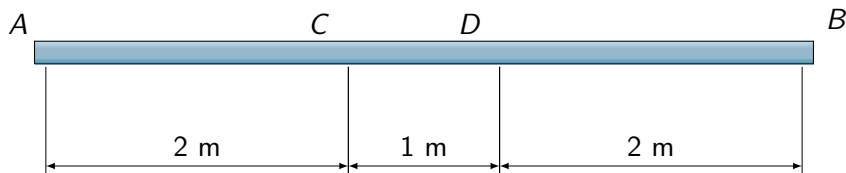


$$\sum M_A: -500 \cdot 2 - 900 \cdot 4 + R_B \cdot 5 = 520 \implies R_B = 920\text{N}$$

$$\sum F_y: R_A - 500 - 900 + R_B = 0 \implies R_A = 480\text{N}$$

Ejemplo:

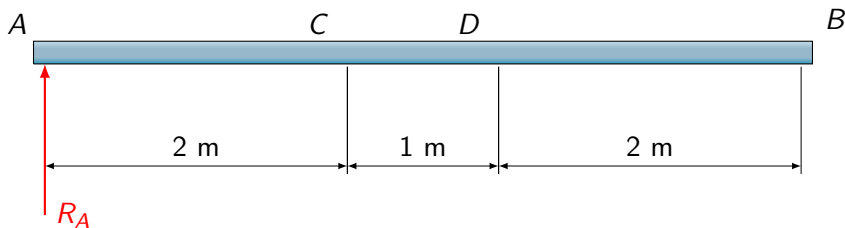
Luego se van agregando las fuerzas por tramo en la ecuación de cortante:



$$v(x) = \quad - \quad \quad - \quad \quad +$$

Ejemplo:

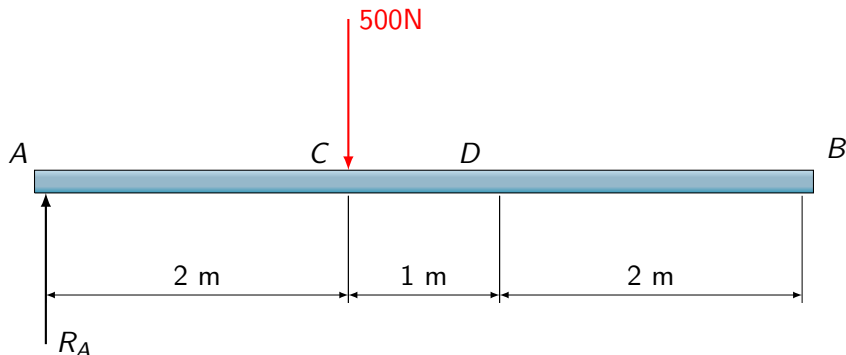
Luego se van agregando las fuerzas por tramo en la ecuación de cortante:



$$v(x) = R_A - \quad - \quad +$$

Ejemplo:

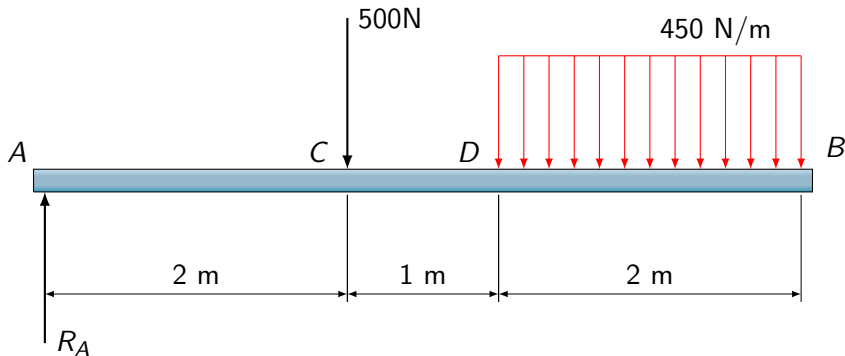
Luego se van agregando las fuerzas por tramo en la ecuación de cortante:



$$v(x) = R_A - 500 \langle x - 2 \rangle^0 - \quad +$$

Ejemplo:

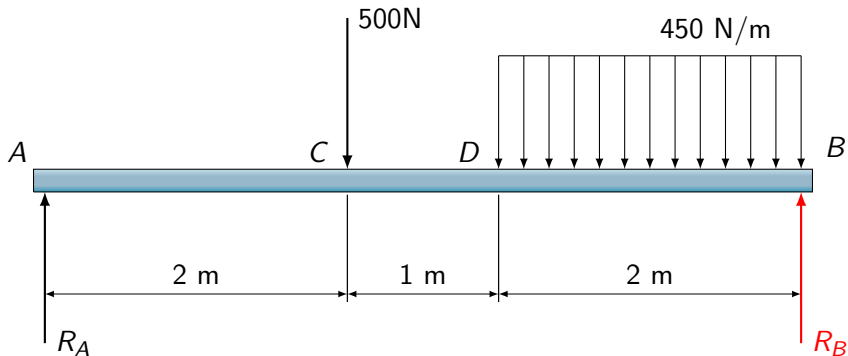
Luego se van agregando las fuerzas por tramo en la ecuación de cortante:



$$v(x) = R_A - 500 \langle x - 2 \rangle^0 - 450 \langle x - 3 \rangle +$$

Ejemplo:

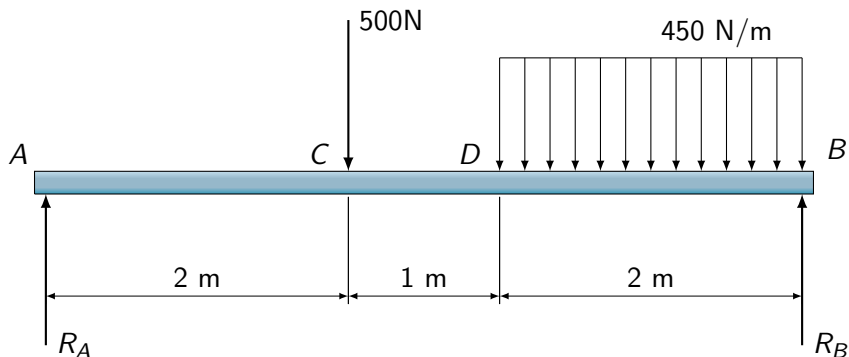
Luego se van agregando las fuerzas por tramo en la ecuación de cortante:



$$v(x) = R_A - 500 \langle x - 2 \rangle^0 - 450 \langle x - 3 \rangle + R_B \langle x - 5 \rangle^0$$

Ejemplo:

Luego observando el caso para ver si existen momentos puntuales, se integra para obtener la ecuación de momento:



$$v(x) = R_A x - 500 \langle x - 2 \rangle^0 - 450 \langle x - 3 \rangle + R_B \langle x - 5 \rangle^0$$

$$M(x) = R_A x - 500 \langle x - 2 \rangle - \frac{450}{2} \langle x - 3 \rangle^2 + R_B \langle x - 5 \rangle$$

Ejemplo:

Luego se integra dos veces y se imponen condiciones de borde para obtener la ecuación de la elástica:

$$M(x) = R_A x - 500 \langle x - 2 \rangle - \frac{450}{2} \langle x - 3 \rangle^2 + R_B \langle x - 5 \rangle$$

$$IE \theta(x) = \frac{R_A}{2} x^2 - \frac{500}{2} \langle x - 2 \rangle^2 - \frac{450}{6} \langle x - 3 \rangle^3 + \frac{R_B}{2} \langle x - 5 \rangle^2 + C_1$$

$$IE y(x) = \frac{R_A}{6} x^3 - \frac{500}{6} \langle x - 2 \rangle^3 - \frac{450}{24} \langle x - 3 \rangle^4 + \frac{R_B}{6} \langle x - 5 \rangle^3 + C_1 x + C_2$$

Ejemplo:

Luego se integra dos veces y se imponen condiciones de borde para obtener la ecuación de la elástica:

$$IE y(0) = 0$$

$$IE y(0) = \frac{R_A}{6} 0^3 - \frac{500}{6} \langle 0 - 2 \rangle^3 - \frac{450}{24} \langle 0 - 3 \rangle^4 \\ + \frac{R_B}{6} \langle 0 - 5 \rangle^3 + C_1 \cdot 0 + C_2$$

$$C_2 = 0$$

Ejemplo:

Luego se integra dos veces y se imponen condiciones de borde para obtener la ecuación de la elástica:

$$IE y(5) = 0$$

$$IE y(5) = \frac{R_A}{6} 5^3 - \frac{500}{6} \langle 5 - 2 \rangle^3 - \frac{450}{24} \langle 5 - 3 \rangle^4 + \frac{R_B}{6} \langle 5 - 5 \rangle^3 + 5C_1$$

$$0 = 7450 + 5C_1 \implies C_1 = -1490[\text{N m}^2]$$

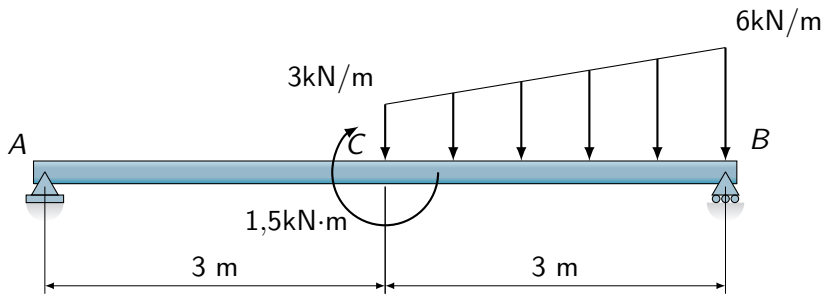
Ejemplo:

Luego se integra dos veces y se imponen condiciones de borde para obtener la ecuación de la elástica:

$$y(x) = \frac{1}{IE} \left(\frac{480}{6} x^3 - \frac{500}{6} \langle x - 2 \rangle^3 - \frac{450}{24} \langle x - 3 \rangle^4 + \frac{920}{6} \langle x - 5 \rangle^3 - 1490x \right)$$

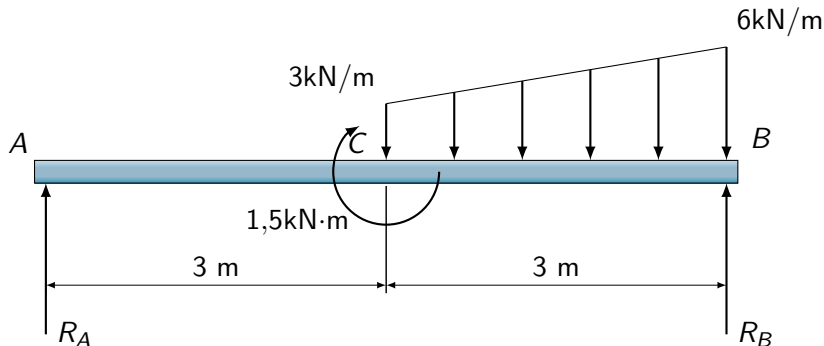
Ejemplo:

Considere la viga de la figura con todas sus cargas. Calcule la función de la deformada en toda la viga.



Ejemplo:

Primero se calcula la fuerza equivalente de la carga distribuida y su centroide, solo para calcular las reacciones:

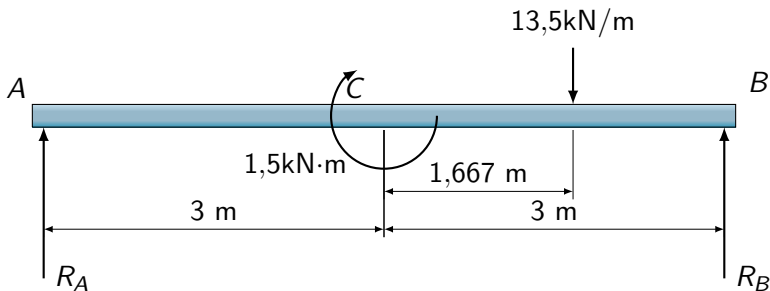


$$F_{eq} = 4,5 \cdot 3 = 13,5 \text{ kN}$$

$$\bar{y} = \frac{(3 \cdot 3) \cdot 1,5 + (3 \cdot 3 \cdot 0,5) \cdot 2}{4,5 \cdot 3} = 1,667 \text{ m}$$

Ejemplo:

Se calculan las reacciones:

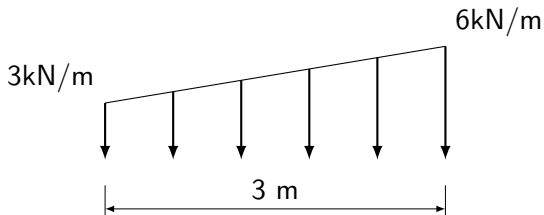


$$\sum M_A : -1500 \cdot 2 - 13500 \cdot 4,667 + R_B \cdot 6 = 0 \implies R_B = 10750 \text{ N}$$

$$\sum F_y : R_A - 13500 + R_B = 0 \implies R_A = 2750 \text{ N}$$

Ejemplo:

Luego se calcula la función distribuida con su sistema de referencia en el punto inicial.



con condiciones

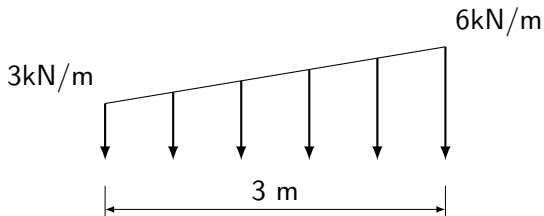
$$w(\xi) = a \cdot \xi + b \quad w(0) = -3000[\text{N/m}] \quad w(3\text{m}) = -6000[\text{N/m}]$$

Por lo tanto la función:

$$w(\xi) = -1000 \cdot \xi - 3000$$

Ejemplo:

Se integra para transformarlo en cortante.



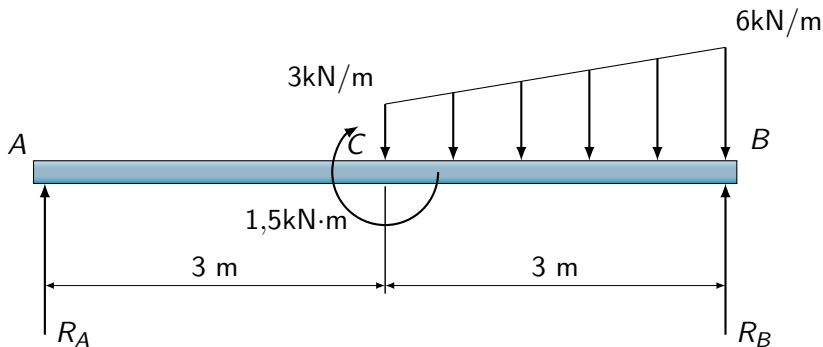
Por lo tanto la función:

$$V_w(\xi) = \int_0^{\xi} (-1000 \cdot \xi - 3000) d\xi$$

$$V_w(\xi) = -\frac{1000}{2} \cdot \xi^2 - 3000\xi$$

Ejemplo:

Luego se cambia al sistema de referencia original (A).

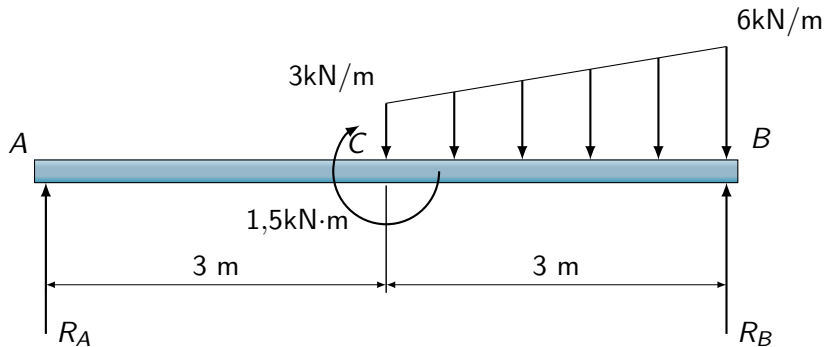


$$x = \xi + 3 \implies \xi = x - 3$$

$$V_w(x) = -\frac{1000}{2} \cdot \xi^2 - 3000\xi = -\frac{1000}{2} \cdot (x - 3)^2 - 3000(x - 3)$$

Ejemplo:

Finalmente se transforma a paréntesis angulares.

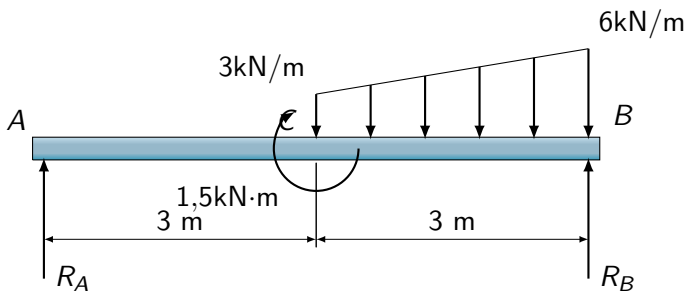


$$V_w(x) = -\frac{1000}{2} \cdot (x - 3)^2 - 3000(x - 3)$$

$$V_w(x) = -\frac{1000}{2} \cdot \langle x - 3 \rangle^2 - 3000 \langle x - 3 \rangle$$

Ejemplo:

Se calcula el cortante interno



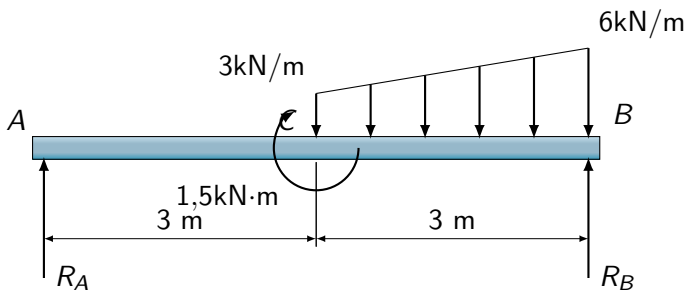
$$v(x) = R_A + V_w(x) + (R_B < x - 6 >^0)$$

$$v(x) = R_A - \frac{1000}{2} < x - 3 >^2 - 3000 < x - 3 > + (R_B < x - 6 >^0)$$

Donde $(R_B < x - 6 >^0)$ es opcional si no existe ninguna información relevante después de este punto.

Ejemplo:

Se calcula el momento interno integrando el cortante, teniendo especial énfasis en los momentos aplicados.



$$V(x) = R_A - \frac{1000}{2} \langle x - 3 \rangle^2 - 3000 \langle x - 3 \rangle + (R_B \langle x - 6 \rangle^0)$$

$$M(x) = R_A x + 1500 \langle x - 3 \rangle^0 - \frac{1000}{6} \langle x - 3 \rangle^3 - \frac{3000}{2} \langle x - 3 \rangle^2 + (R_B \langle x - 6 \rangle)$$

Ejemplo:

Se calcula la ecuación de la elástica por doble integración.

$$M(x) = R_A x + 1500 \langle x - 3 \rangle^0 - \frac{1000}{6} \langle x - 3 \rangle^3 - \frac{3000}{2} \langle x - 3 \rangle^2 + (R_B \langle x - 6 \rangle)$$

$$IE \cdot \theta(x) = \frac{R_A}{2} x^2 + 1500 \langle x - 3 \rangle - \frac{1000}{24} \langle x - 3 \rangle^4 - \frac{3000}{6} \langle x - 3 \rangle^3 + \left(\frac{R_B}{2} \langle x - 6 \rangle^2 \right) + C_1$$

$$IE \cdot y(x) = \frac{R_A}{6} x^3 + \frac{1500}{2} \langle x - 3 \rangle^2 - \frac{1000}{120} \langle x - 3 \rangle^5 - \frac{3000}{24} \langle x - 3 \rangle^4 + \left(\frac{R_B}{6} \langle x - 6 \rangle^3 \right) + C_1 x + C_2$$

Ejemplo:

Se calcula la ecuación de la elástica por doble integración.

$$IE \cdot y(x) = \frac{R_A}{6} x^3 + \frac{1500}{2} \langle x-3 \rangle^2 - \frac{1000}{120} \langle x-3 \rangle^5 - \frac{3000}{24} \langle x-3 \rangle^4 \\ + \left(\frac{R_B}{6} \langle x-6 \rangle^3 \right) + C_1 x + C_2$$

$$y(0) = 0 \implies C_2 = 0$$

$$y(6) = 0 \implies C_1 = -15600 [\text{Nm}^2]$$

$$IE \cdot y(x) = \frac{2750}{6} x^3 + \frac{1500}{2} \langle x-3 \rangle^2 - \frac{1000}{120} \langle x-3 \rangle^5 - \frac{3000}{24} \langle x-3 \rangle^4 \\ + \left(\frac{10750}{6} \langle x-6 \rangle^3 \right) - 15600x$$



DEPARTAMENTO DE
**INGENIERÍA
MECÁNICA**
UNIVERSIDAD DE SANTIAGO DE CHILE

Resistencia de materiales

Flexión

Matías Pacheco Alarcón & Estefano Muñoz Moya

Universidad de Santiago de Chile
Facultad de Ingeniería - Departamento de Ingeniería Mecánica
Av. Bdo. O'Higgins 3363 - Santiago - Chile
e-mail: matias.pacheco@usach.cl & estefano.munoz@usach.cl

INGENIERÍA MECÁNICA
6 de enero de 2021