

# Estática

7

Fuerzas Internas



# Objetivos

---

- Método de las secciones para determinar las cargas internas o solicitaciones en un miembro.
  - Describir la tensión interna de corte o cizalla y el momento interno de un miembro
  - Analizar las fuerzas y la geometría de cables que soportan cargas.
-

# Índice

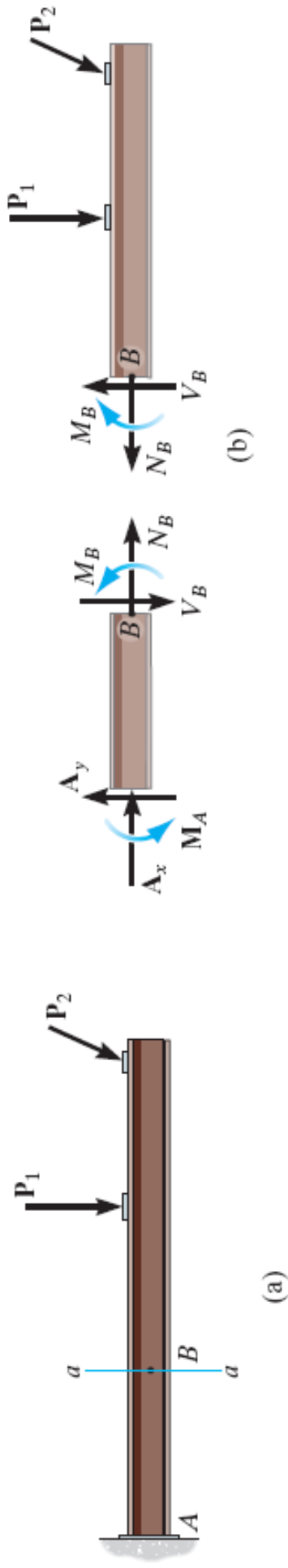
---

1. Fuerzas internas en miembros estructurales
  2. Fuerzas de corte y momento y diagramas
  3. Relaciones entre cargas distribuidas, cizalla y momento.
  4. Cables
-

## 7.1 Fuerzas internas que se desarrollan en miembros o solicitaciones

---

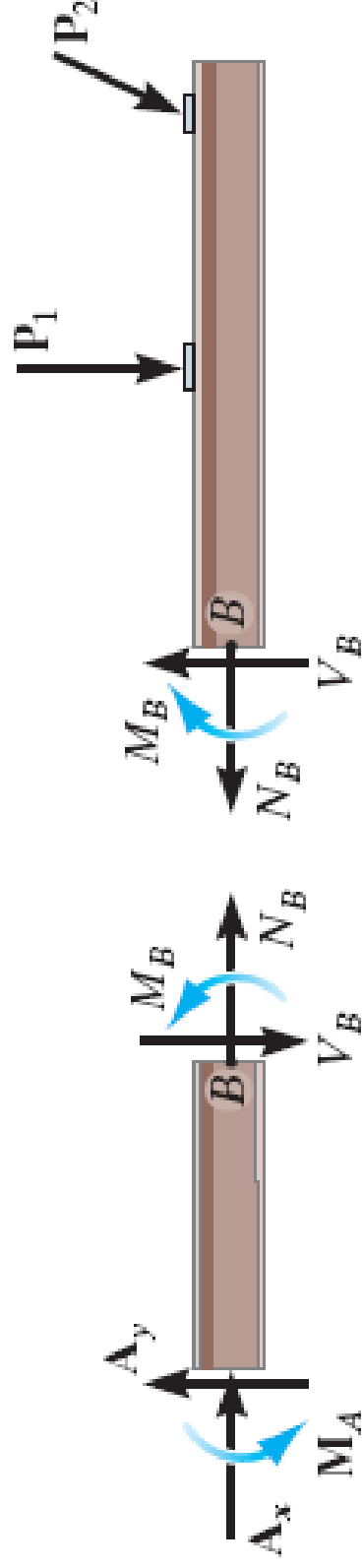
- El diseño de cualquier miembro requiere que el material que se use sea capaz de soportar las cargas internas que actúan sobre él.
- Las cargas internas o solicitaciones se pueden determinar mediante el método de las secciones.



## 7.1 Cargas internas en miembros

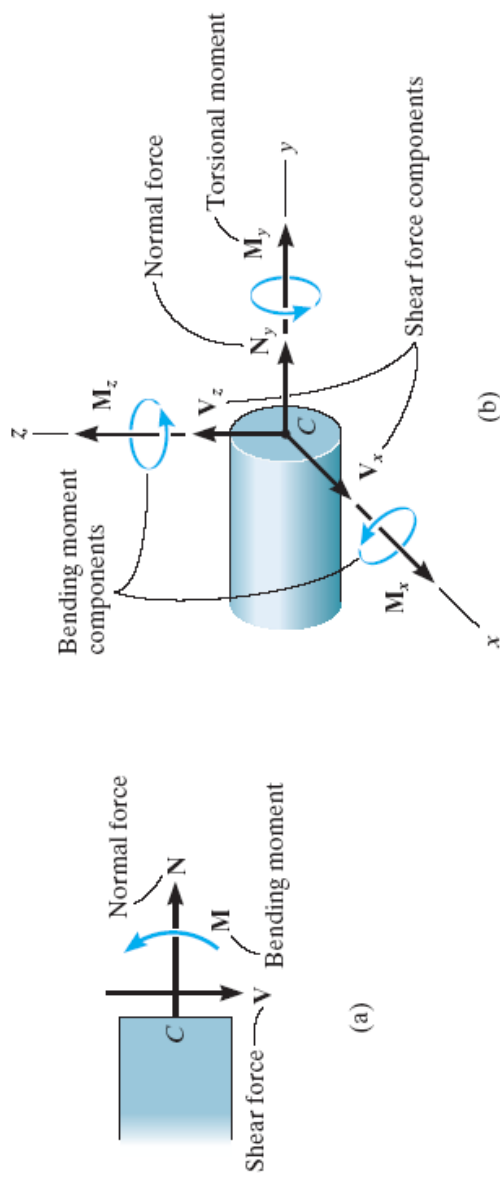
---

- La fuerza interna **N**, actuando normal a la sección del corte de la viga, en dirección del eje
- **V**, actuando tangente a la sección de llama de corte o cizalla
- El momento de par **M** referido como momento flexión o momento flector.



## 7.1 Cargas internas en miembros

- En 3D, una fuerza interna de tres componentes y un momento de par en general actuarán en cualquier sección del cuerpo
- $N_y$  es la fuerza normal, y  $V_x$ ,  $V_z$  las componentes de la fuerza de corte
- $M_y$  es el momento de torsión y  $M_x$ ,  $M_z$  los momentos flectores



## 7.1 Cargas internas en miembros

---

### Procedimiento de análisis

#### Reacciones de los soportes

- Antes del corte, determinar las reacciones de los soportes en los miembros
- Después del corte se pueden usar las ecuaciones de equilibrio para obtener las cargas internas

#### DCL

- Mantener todas las fuerzas, cargas distribuidas y momentos en sus lugares correspondientes y hacer un corte.
- DCL de la parte con menos cargas.

## 7.1 Cargas internas en miembros

---

### Procedimiento de análisis

#### DCL (continuación)

- Indicar las componentes  $x, y, z$  componentes de las fuerzas y momentos de par
- Solo **N**, **V** y **M** actúan en la sección
- Determinar el sentido (por inspección o convenio)

#### Ecuaciones de equilibrio

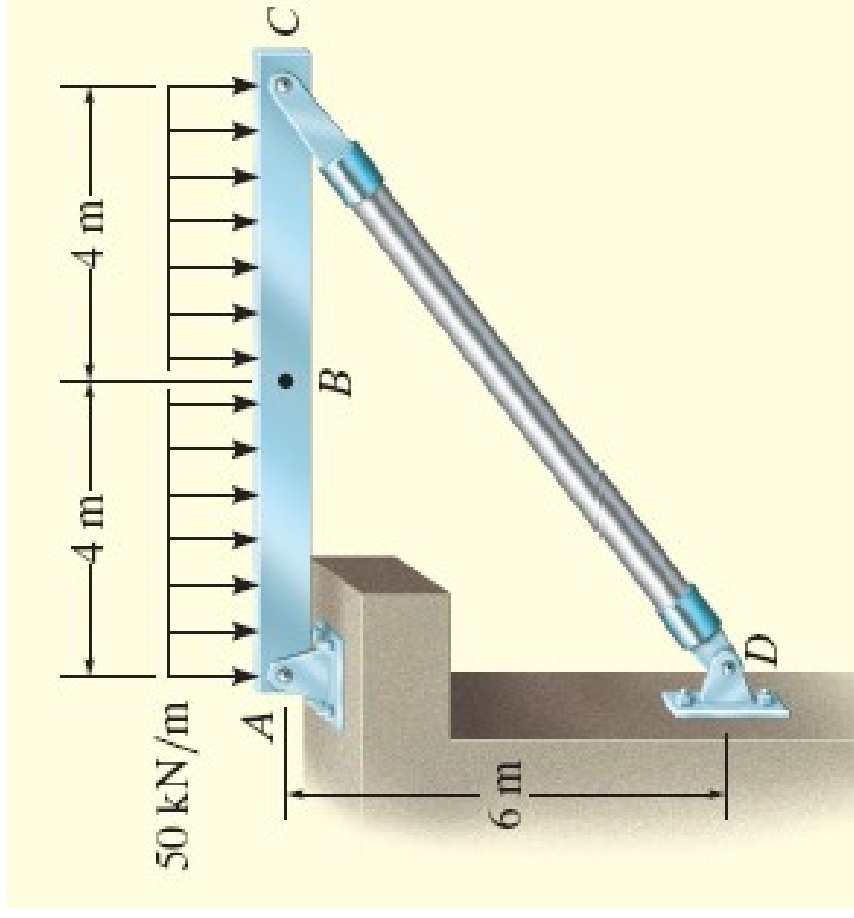
- Los momento respecto a la sección (así **N**, **V** se eliminan de la ecuación)
- Si resulta un signo negativo, el sentido es opuesto.



# Ejemplo

---

Determine la fuerza interna, la fuerza de corte y el momento flector que actúan en el punto B de la estructura de dos miembros mostrada.



# Solución

## Reacciones de los soportes

DCL de cada miembro

Miembro AC

$$\sum M_A = 0;$$

$$-400\text{kN}(4\text{m}) + (3/5)F_{DC}(8\text{m}) = 0$$

$$F_{DC} = 333.3\text{kN}$$

$$+\rightarrow \sum F_x = 0;$$

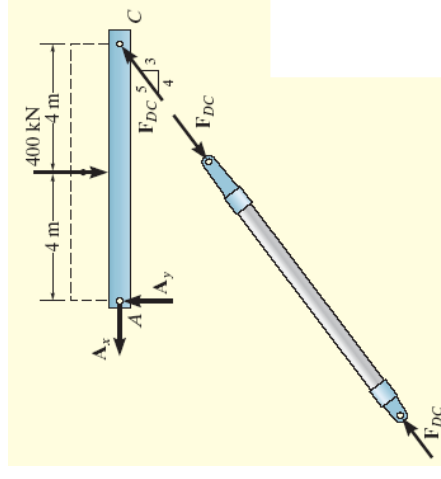
$$-A_x + (4/5)(333.3\text{kN}) = 0$$

$$A_x = 266.7\text{kN}$$

$$+\uparrow \sum F_y = 0;$$

$$A_y - 400\text{kN} + 3/5(333.3\text{kN}) = 0$$

$$A_y = 200\text{kN}$$



# Solución

## Reacciones de los soportes

### Miembro AB

$$+\rightarrow \sum F_x = 0; \quad N_B - 266.7 \text{ kN} = 0$$

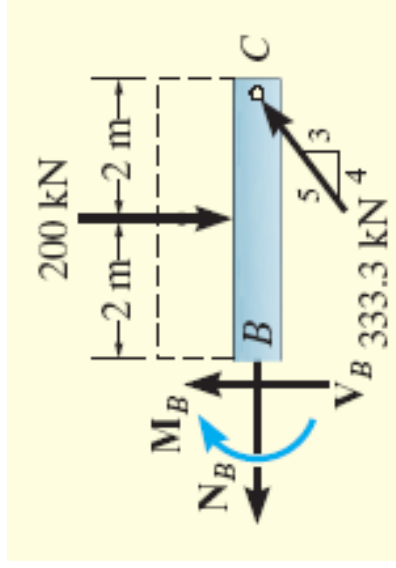
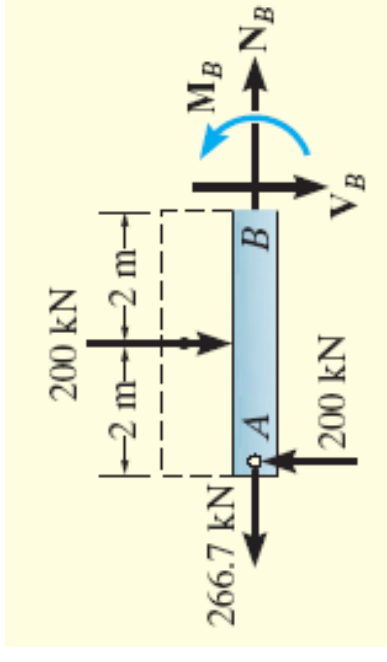
$$N_B = 266.7 \text{ kN}$$

$$+\uparrow \sum F_y = 0; 200 \text{ kN} - 200 \text{ kN} - V_B = 0$$

$$V_B = 0$$

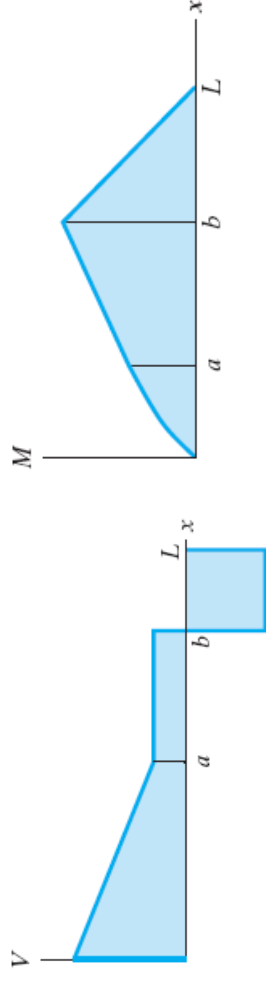
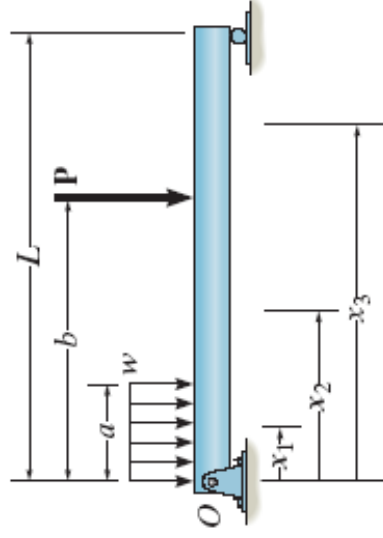
$$\sum M_B = 0; \quad M_B - 200 \text{ kN}(4 \text{ m}) - 200 \text{ kN}(2 \text{ m}) = 0$$

$$M_B = 400 \text{ kN}\cdot\text{m}$$



## 7.2 Ecuaciones de corte, momento y diagramas

- Vigas – miembros estructurales diseñados para soportar cargas perpendiculares a sus ejes
- Una viga simplemente soportada está articulada en un extremo y apoyada en una rodadura en el otro
- Una viga voladiza está fija en un extremo y libre en el otro



Normalmente, el diagrama de **N** no se considera ya que las cargas actúan perpendicular a la viga, y producen **V** y **M** (y es lo que se necesita a la hora de diseñar la viga: resistencia al corte y a curvarse)

## 7.2 Ecuaciones de corte, momento y diagramas

---

### Procedimiento de análisis

#### Reacciones de los soportes

- Encontrar todas las fuerzas reactivas y momentos de pares que actúan sobre la viga
- Resolverlas en componentes

#### Reacciones de corte y momento

- Especificar coordenada  $x$  desde el extremo izquierdo
- Seccionar la viga en cada  $x$  perpendicular a su eje
- $V$  es obtenida sumando las fuerzas perpendiculares a la viga
- $M$  es obtenido sumando los momentos sobre el extremo seccionado

## 7.2 Ecuaciones de corte, momento y diagramas

---

### Procedimiento de análisis

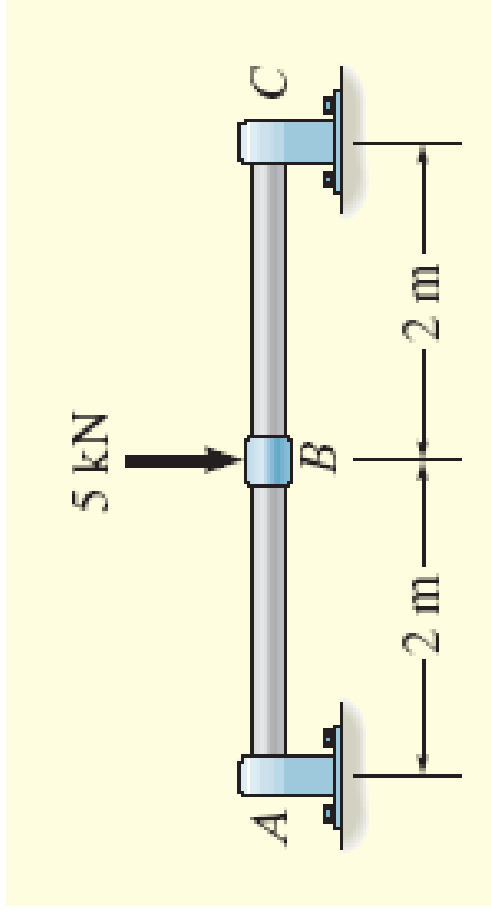
#### Reacciones de corte y momento (continuación)

- Pintar (V versus x) y (M versus x)
- Es conveniente pintar los diagramas debajo del DCL de la viga

# Ejemplo

---

Dibujar los diagramas de corte y momento para la barra.  
El soporte A en un soporte de rodamiento y C un cojinete



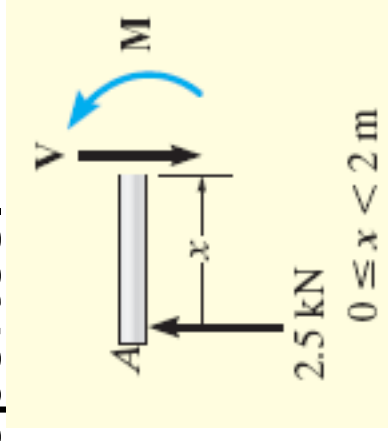
# Solución

Se calculan las reacciones de los soportes.

## DCL de la sección

$$+\uparrow \sum F_y = 0; V = 2.5 \text{ kN}$$

$$\sum M = 0; M = 2.5 x \text{ kN} \cdot \text{m}$$

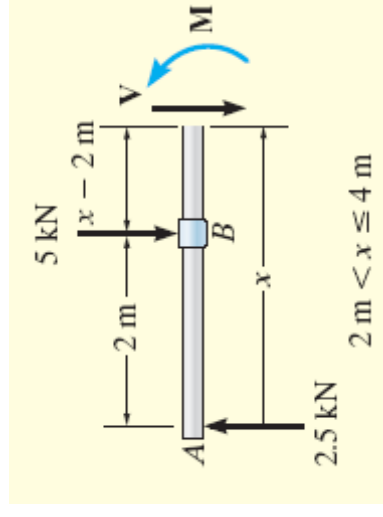


$$+\uparrow \sum F_y = 0; \quad 2.5 \text{ kN} - 5 \text{ kN} - V = 0$$

$$V = -2.5 \text{ kN}$$

$$\sum M = 0; \quad M + 5 \text{ kN} (x - 2 \text{ m}) - 2.5 \text{ kN} (x) = 0$$

$$M = (10 - 2.5x) \text{ kN} \cdot \text{m}$$





# Solución

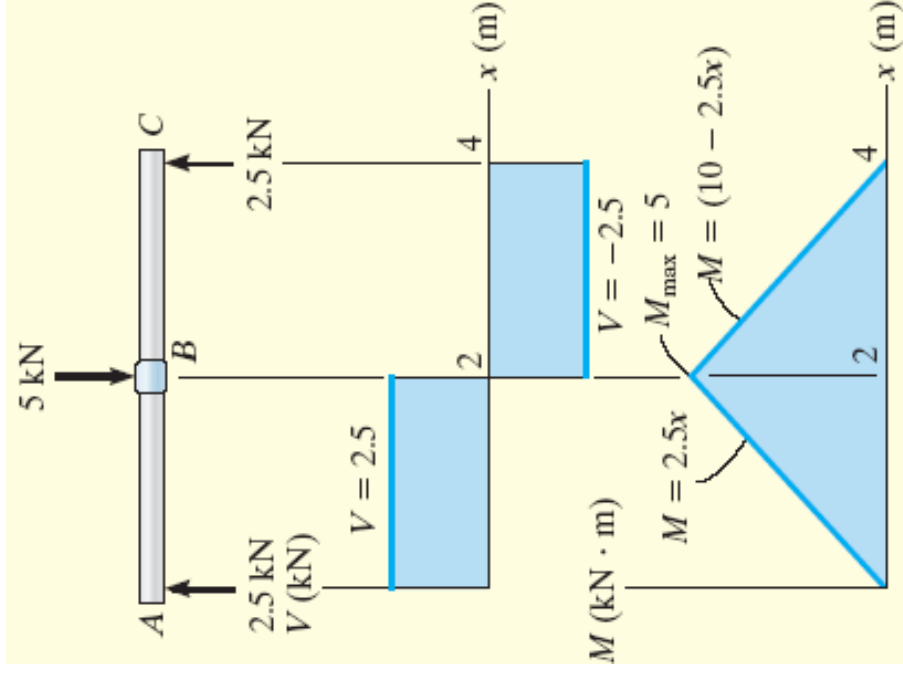
## Diagrama de corte

La fuerza de corte interna es siempre positiva y constante en la parte AB.

Justo a la derecha de B, la fuerza de corte cambia de signo y permanece constante para BC.

## Diagrama de momento

Empieza en cero, crece linealmente hasta B, y decrece hasta cero.

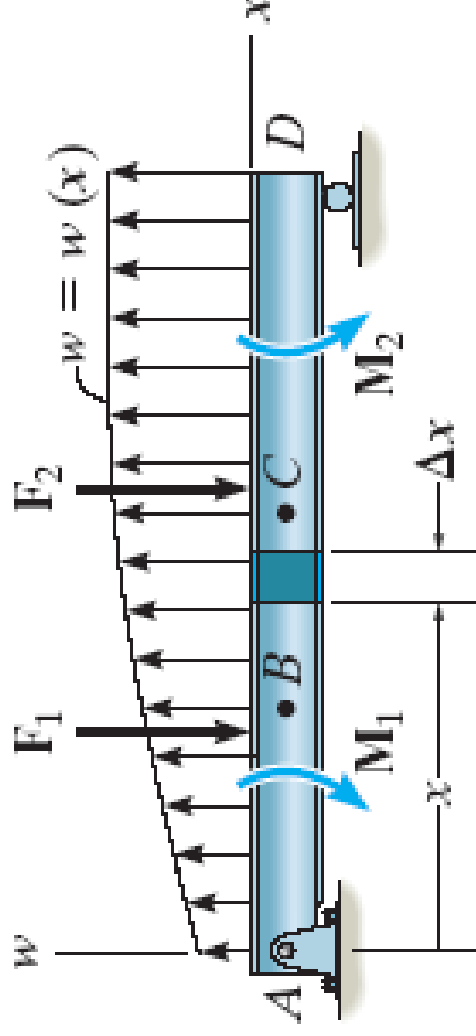


## 7.3 Relación entre carga distribuida, fuerzas de corte y momento

---

### Carga distribuida

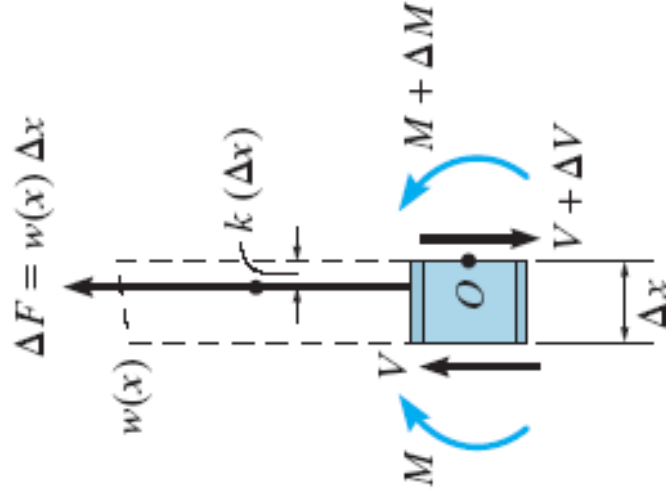
- Considere la viga AD sujeta a una carga arbitraria  $w = w(x)$  y a una serie de fuerzas concentradas y momentos.
- Si la carga distribuida actúa hacia arriba la supondremos positiva.



## 7.3 Relación entre carga distribuida, fuerzas de corte y momento

### Carga distribuida

- Un DCL para un segmento pequeño de la viga de longitud  $\Delta x$  se elige en el punto  $x$  que no esté sujeto a una fuerza concentrada o a un momento de par.
- Los resultados obtenidos no se aplicarán en puntos de cargas concentradas.
- Las fuerza internas de corte y los momentos flectores se toman en sentido positivo.



## 7.3 Relación entre carga distribuida, fuerzas de corte y momento

### Carga distribuida

- La carga distribuida se reemplaza por una fuerza resultante  $\Delta F = w(x) \Delta x$ , que actúa a la distancia fraccional  $k(\Delta x)$ , desde el extremo derecho,

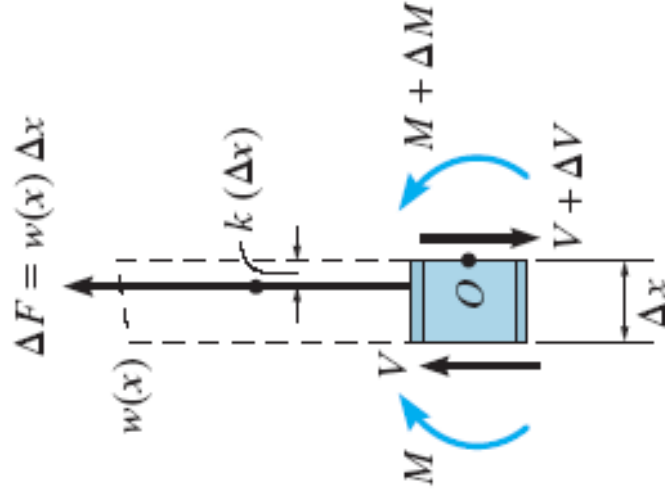
siendo  $0 < k < 1$

$$+\uparrow \sum F_y = 0; V + w(x) \Delta x - (V + \Delta V) = 0$$

$$\Delta V = +w(x) \Delta x$$

$$\sum M = 0; -V\Delta x - M \pm w(x) \Delta x [k(\Delta x)] + (M + \Delta M) = 0$$

$$\Delta M = V\Delta x + w(x) k(\Delta x)^2$$



## 7.3 Relación entre carga distribuida, fuerzas de corte y momento

---

### Carga distribuida

Pendiente del diagrama de corte  $\frac{dV}{dx} = +w(x)$  Intensidad de carga distribuida

Pendiente del diagrama de momento  $\frac{dM}{dx} = V$  Fuerza de corte

Cambio en la fuerza de corte  $\Delta V_{BC} = + \int w(x) dx$  Área bajo el diagrama de carga

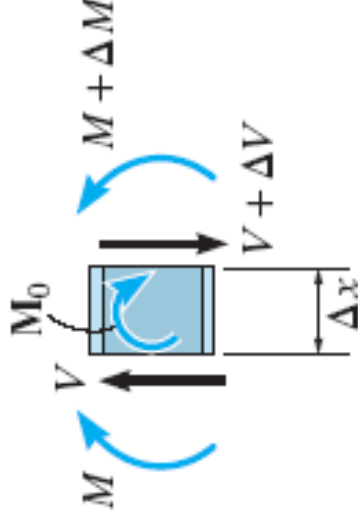
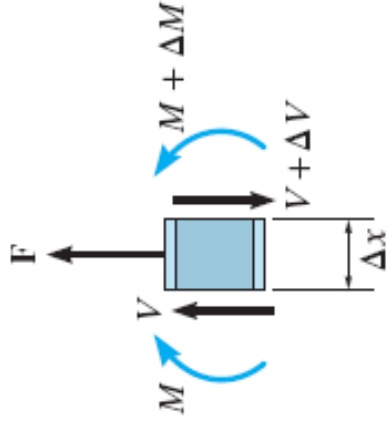
Cambio en el momento  $\Delta M_{BC} = \int V dx$  Área bajo el diagrama de corte

## 7.3 Relación entre carga distribuida, fuerzas de corte y momento

---

### Fuerza y momento localizados

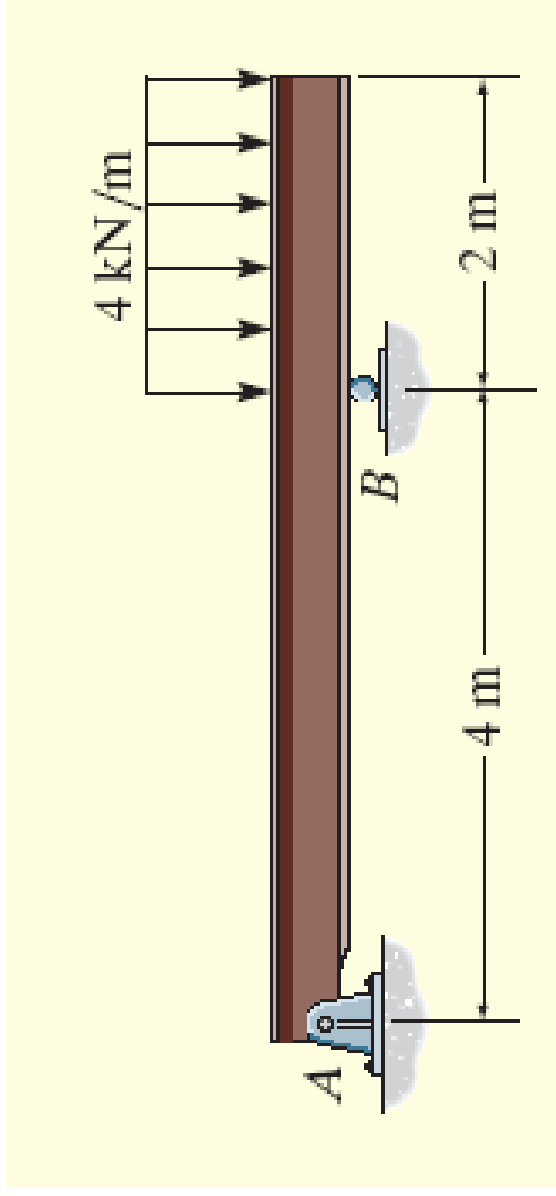
- DCL de un segmento pequeño con fuerza localizada
- $\Delta V = F$
- DCL de un segmento pequeño con momento localizado
- $\Delta M = M_0$



# Ejemplo

---

Dibuje los diagramas de corte y momento para la viga.



# Solución

Se muestran las reacciones de los soportes

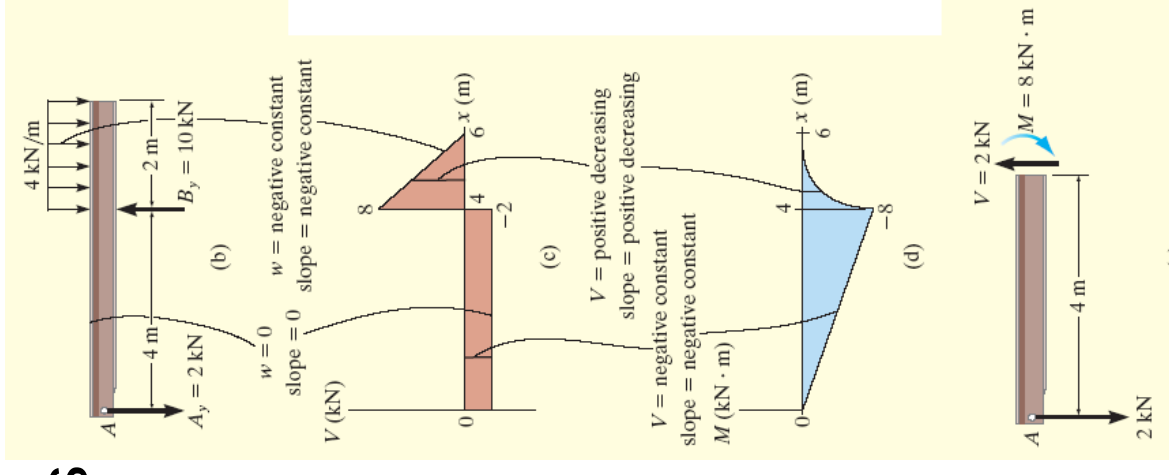
Diagrama de cortes

Fuerza de  $-2$  kN en el extremo A de la viga en  $x = 0$ .

Salto positivo de  $10$  kN en  $x = 4$  m debido a la fuerza

Diagrama de momentos

$$M \Big|_{x=4} = M \Big|_{x=0} + \Delta M = 0 + [-2(4)] = -8 \text{ kN}\cdot\text{m}$$





## 7.4 Cables

---

- Cables y cadenas se usan para soportar y transmitir cargas de un miembro a otro.
- En el análisis de fuerzas, el peso de los cables se desprecia.
- Se asume que el cable es perfectamente *flexible* e *inextensible*
- Debido a su flexibilidad, los cables no ofrecen ninguna resistencia a las flexiones:  $V=M=0$ ,  $N=T$  tensión= $T$
- La longitud permanece constante antes y después de la carga.



# 7.4 Cables

---

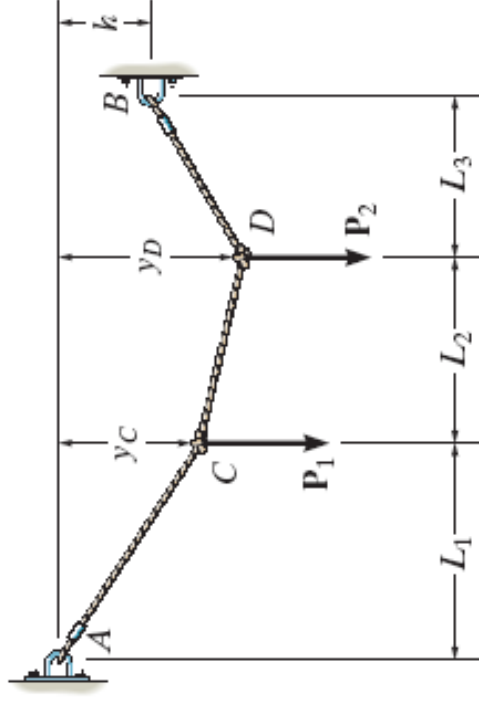
## Cable sujeto a cargas concentradas

- Para un cable de peso despreciable, estará sometido a fuerzas de tensión constantes.
- Incógnitas: 4 reacciones en A y B, 3 tensiones,  $y_C$ ,  $y_D$
- Conocidas:  $h$ ,  $L_1$ ,  $L_2$ ,  $L_3$  y las cargas  $P_1$  y  $P_2$
- 2 equations of equilibrium en A, B, C y D.
- Usar relaciones geométricas:

Si  $L$  es conocida, se podrían

relacionar  $h$ ,  $L_1$ ,  $L_2$ ,  $L_3$ ,  $y_C$ ,  $y_D$

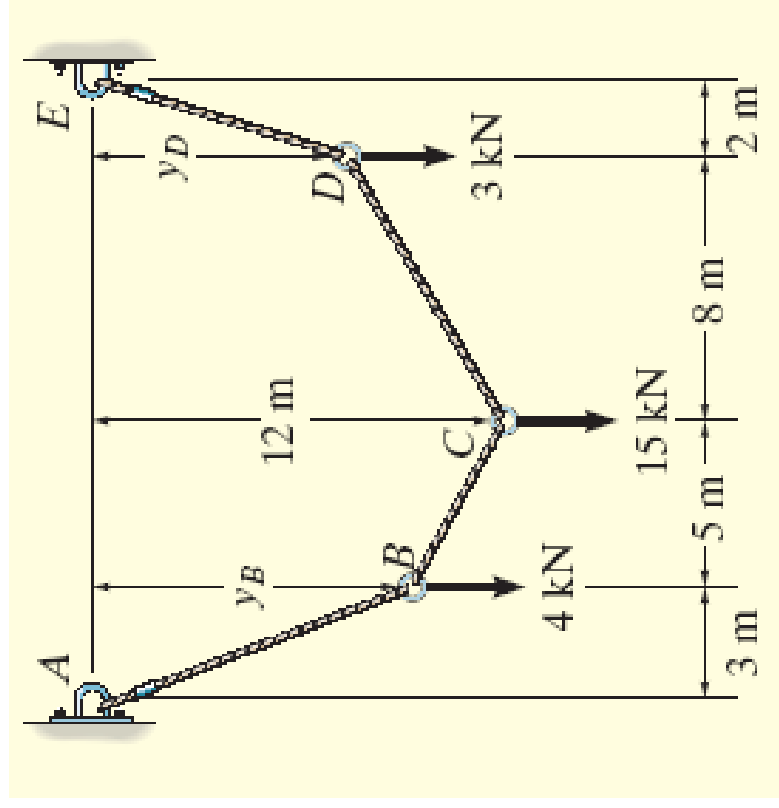
usando el teorema de Pitágoras.



# Ejemplo

---

Determine la tensión en cada segmento del cable.



# Solución

Se puede aplicar el método de las uniones en A B C D E.

Un método alternativo:

Primero DCL para el cable entero.

$$+\rightarrow \sum F_x = 0;$$

$$-A_x + E_x = 0$$

$$\sum M_E = 0;$$

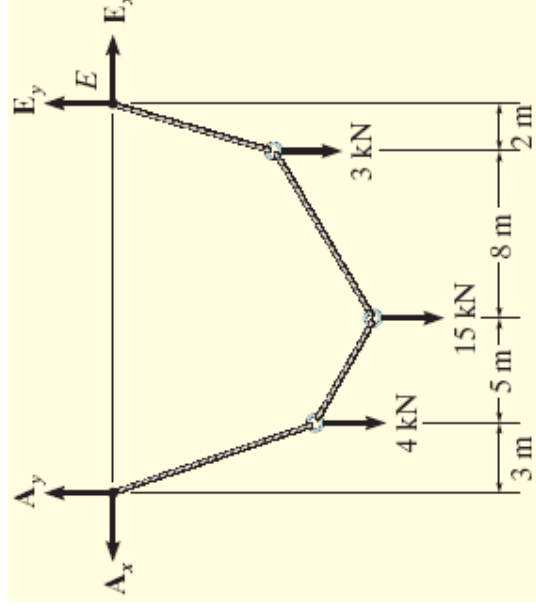
$$-A_y (18m) + 4kN (15m) + 15kN (10m) + 3kN (2m) = 0$$

$$A_y = 12kN$$

$$+\uparrow \sum F_y = 0;$$

$$12kN - 4kN - 15kN - 3kN + E_y = 0$$

$$E_y = 10kN$$



# Solución

Considere la sección que queda al cortar el cable BC, ya que  $y_c = 12\text{m}$ .

$$\sum M_C = 0;$$

$$A_x(12\text{ m}) - 12\text{ kN}(8\text{ m}) + 4\text{ kN}(5\text{ m}) = 0$$

$$A_x = E_x = 6.33\text{ kN}$$

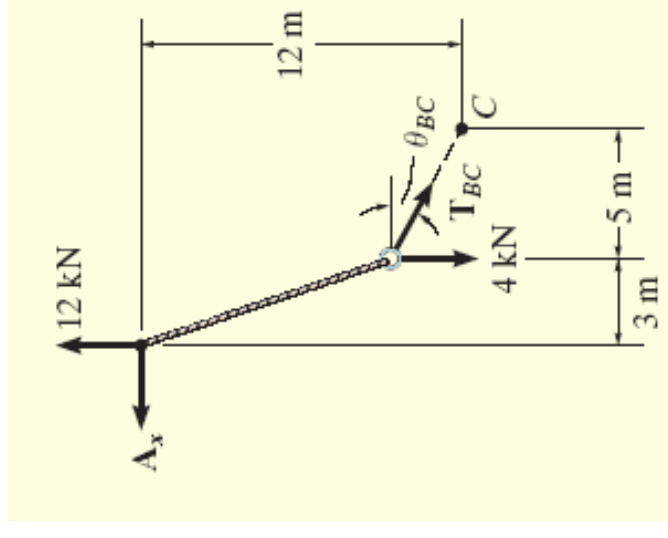
$$+\rightarrow \sum F_x = 0;$$

$$T_{BC} \cos \theta_{BC} - 6.33\text{ kN} = 0$$

$$+\uparrow \sum F_y = 0;$$

$$12\text{ kN} - 4\text{ kN} - T_{BC} \sin \theta_{BC} = 0$$

$$\theta_{BC} = 51.6^\circ, T_{BC} = 10.2\text{ kN}$$



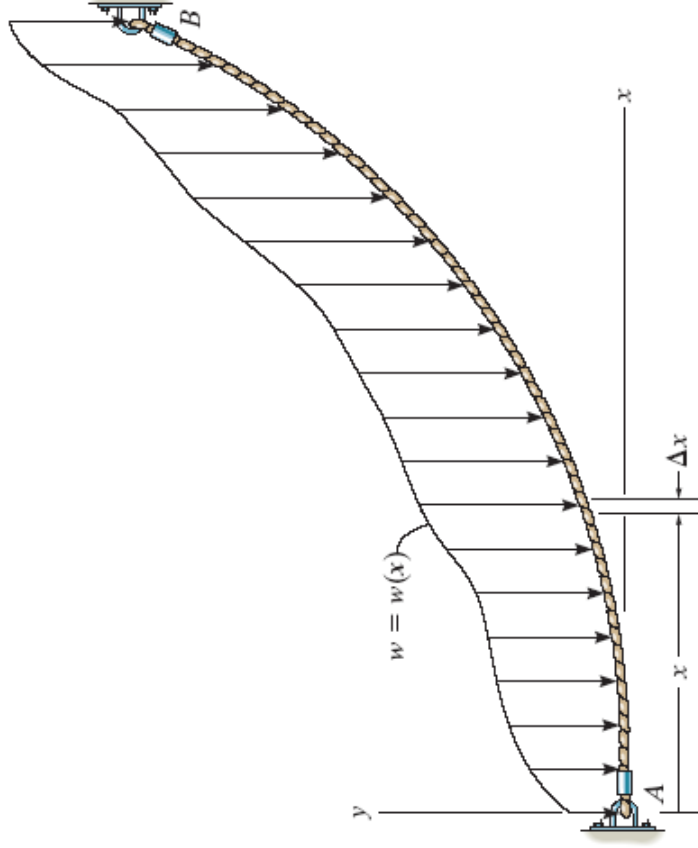
Y por último podríamos analizar el equilibrio en A, C y E para obtener las tensiones que faltan:  $T_{AB} = 13.6\text{ kN}$ ,  $T_{CD} = 9.44\text{ kN}$  y  $T_{ED} = 11.8\text{ kN}$

# 7.4 Cables

---

## Cable sujeto a una carga distribuida

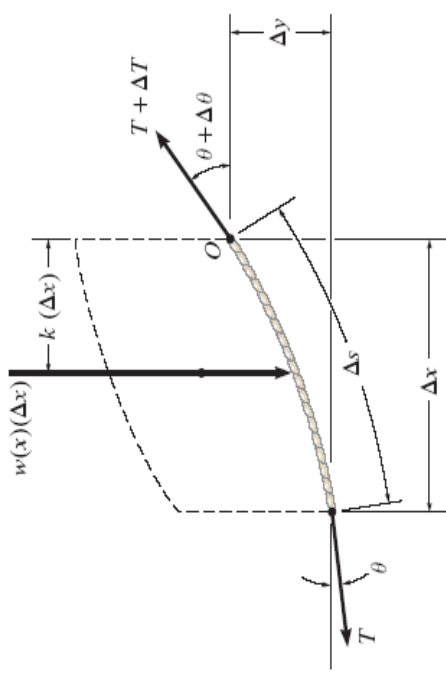
- Considere un cable de peso despreciable sujeto a una carga distribuida  $w = w(x)$  medida en la dirección  $x$ .



# 7.4 Cables

Cable sujeto a una carga distribuida

- Para el DCL de una sección de longitud  $\Delta s$
- Ya que la fuerza tensil cambia de manera continua, denotaremos por  $\Delta T$  este cambio.
- La forma del cable se obtiene a partir del DCL de la sección e integrando dos veces (siendo  $F_H$  la tensión horizontal)



$$-T \cos \theta + (T + \Delta T) \cos(\theta + \Delta \theta) = 0$$

$$-T \sin \theta - w(x) \Delta x + (T + \Delta T) \sin(\theta + \Delta \theta) = 0$$

$$w(x) \Delta x k \Delta x - T \cos \theta \Delta y + T \sin \theta \Delta x = 0$$

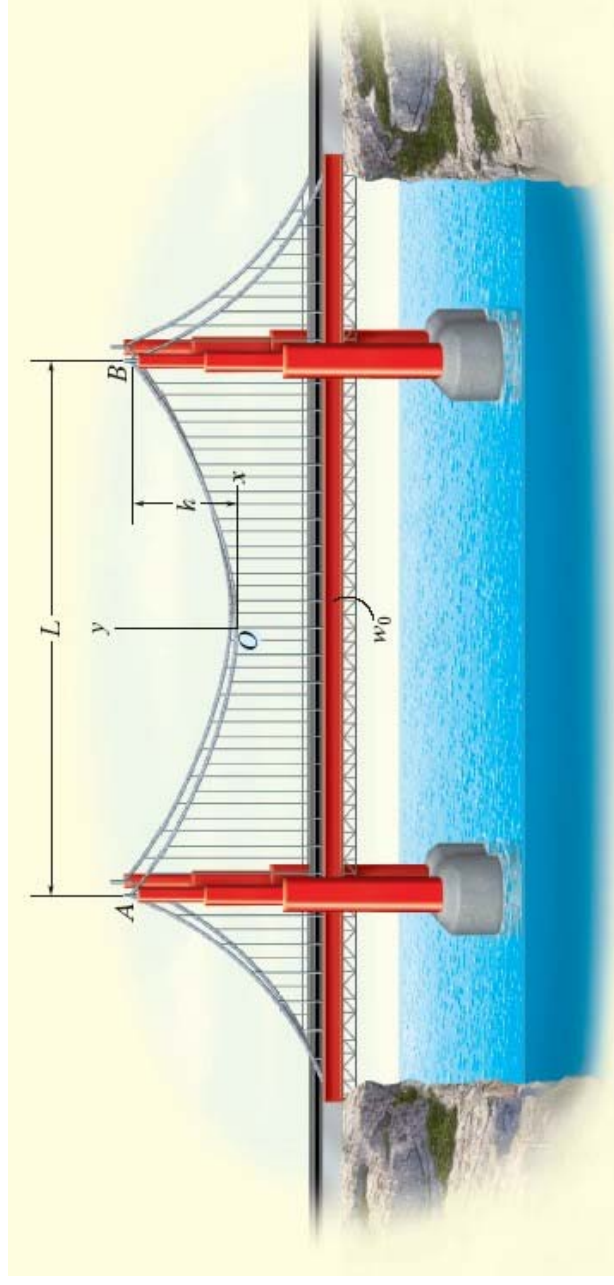
$$T \cos \theta = F_H$$

$$T \sin \theta = \int w(x) dx \quad y = \frac{1}{F_H} \int \left( \int w(x) dx \right) dx$$

# Ejemplo

---

El cable de un puente colgante soporta la mitad de la carretera uniforme entre las columnas A y B. Si esta carga distribuida es  $w_0$ , determine la fuerza máxima que se desarrolla en el cable y la longitud requerida del mismo. El vano mide  $L$  y, la altura  $h$ .





# Solución

Note  $w(x) = w_0 \rightarrow y = \frac{1}{F_H} \int \left( \int w_0 dx \right) dx$

Hacemos las dos integrales  $\rightarrow y = \frac{1}{F_H} \left( \frac{w_0 x^2}{2} + C_1 x + C_2 \right)$

Condiciones en  $x = 0 \rightarrow y = 0, x = 0, dy/dx = 0$

Por lo tanto,  $C_1 = C_2 = 0$

La curva es  $y = \frac{w_0}{2F_H} x^2$

Es la ecuación de una parábola

Condición de contorno  $x = L/2 \rightarrow y = h$

# Solución

$$\text{La constante, } F_H = \frac{w_0 L^2}{8h} \quad \text{and} \quad y = \frac{4h}{L^2} x^2$$

$$\text{Tensión, } T = F_H / \cos\theta$$

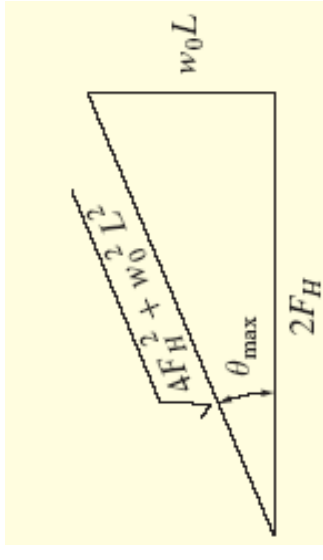
Pendiente en B  $\rightarrow$

$$\left. \frac{dy}{dx} \right|_{x=L/2} = \tan\theta_{\max} = \frac{w_0 x}{F_H} \Big|_{x=L/2} \Rightarrow \theta_{\max} = \tan^{-1} \left( \frac{w_0 L}{2F_H} \right)$$

$$\text{Por tanto, } T_{\max} = \frac{F_H}{\cos(\theta_{\max})}$$

Usando la relación triangular

$$T_{\max} = \frac{\sqrt{4F_H^2 + w_0^2 L^2}}{2}$$



# Solución

---

Un segmento diferencial del cable, de longitud  $ds$ ,

$$ds = \sqrt{(dx)^2 + (dy)^2} = \sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^2} dx$$

La longitud total se obtiene integrando,

$$\ell = \int ds = 2 \int \sqrt{1 + \left(\frac{8h}{L^2} x\right)^2} dx$$

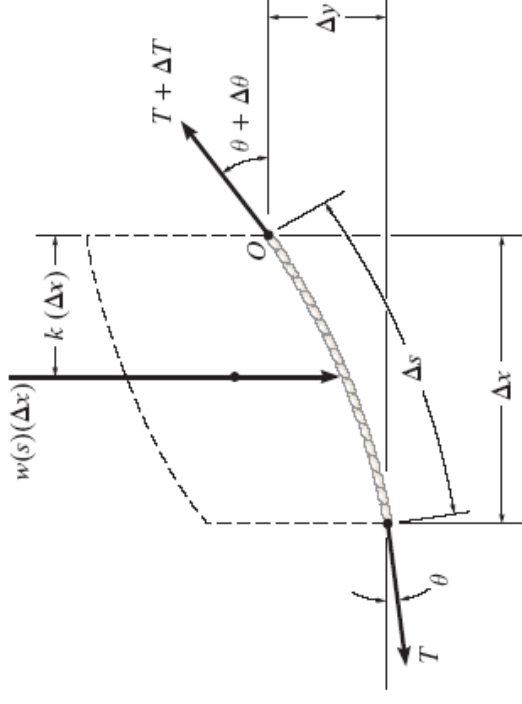
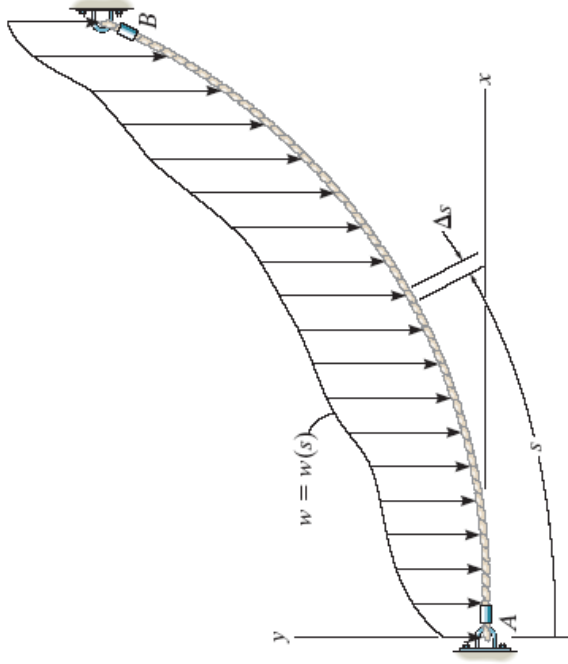
Resulta,

$$\ell = \frac{L}{2} \left[ \sqrt{1 + \left(\frac{4h}{L}\right)^2} + \frac{L}{4h} \sinh^{-1} \left(\frac{4h}{L} x\right) \right]$$

# 7.4 Cables

## Cable sujeto a su propio peso

- Cuando se considera el peso del cable, la función de carga llega a ser una función de la longitud de arco  $s$  más que de  $x$
- DCL de un segmento del cable



# 7.4 Cables

---

Cable sujeto a su propio peso

- Aplique las ecuaciones de equilibrio al sistema

$$T \cos \theta = F_H$$

$$T \sin \theta = \int w(s) ds$$

$$\frac{dy}{dx} = \frac{1}{F_H} \int w(s) ds$$

- Reemplace  $dy/dx$  por  $ds/dx$  para poder integrar

$$ds = \sqrt{dx^2 + dy^2}$$
$$\frac{dy}{dx} = \sqrt{\left(\frac{ds}{dx}\right)^2 - 1}$$

# 7.4 Cables

---

Cable sujeto a su propio peso

- Resulta

$$\frac{ds}{dx} = \left\{ 1 + \frac{1}{F_H^2} \left( \int w(s) ds \right)^2 \right\}^{1/2}$$

- Separando las variables e integrando

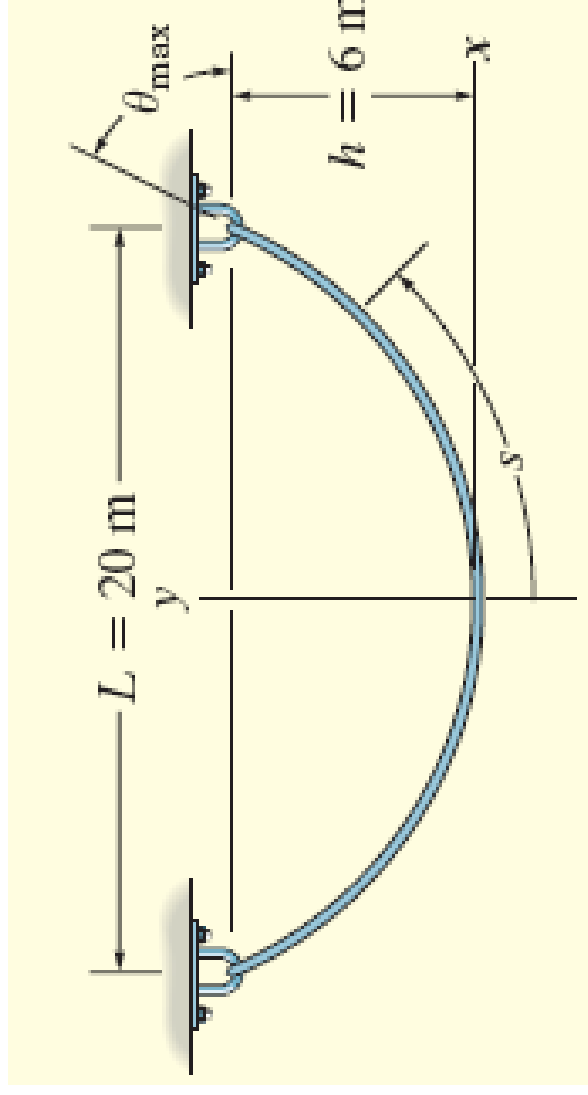
$$x = \int \frac{ds}{\left\{ 1 + \frac{1}{F_H^2} \left( \int w(s) ds \right)^2 \right\}^{1/2}}$$

# Ejemplo

---

Determine la deflección de la curva, la longitud, y la máxima tensión en el cable uniforme. El cable pesa

$$w_0 = 5\text{N/m}.$$



# Solución

---

Por simetría, se elige el origen en el centro del cable.

La curva de deflexión se expresa como  $y = f(x)$

$$x = \int \frac{ds}{\left[1 + \left(\frac{1}{F_H^2}\right) \left(\int w_0 ds\right)^2\right]^{1/2}}$$

Integraando el término en el denominador

$$x = \int \frac{ds}{\left[1 + \left(\frac{1}{F_H^2}\right) (w_0 s + C_1)^2\right]^{1/2}}$$



# Solución

---

Sustituimos

$$u = \left(1/F_H\right) \left(w_o s + C_1\right)$$

De manera que

$$du = \left(w_o / F_H\right) ds$$

Se hace la segunda integración

$$x = \frac{F_H}{w_o} \left\{ \sinh^{-1} u + C_2 \right\}$$

o

$$x = \frac{F_H}{w_o} \left\{ \sinh^{-1} \left[ \frac{1}{F_H} \left( w_o s + C_1 \right) \right] + C_2 \right\}$$

# Solución

---

Evaluamos las constantes

$$\frac{dy}{dx} = \frac{1}{F_H} \int w_0 ds$$

o

$$\frac{dy}{dx} = \left( \frac{1}{F_H} w_0 s + C_1 \right)$$

$dy/dx = 0$  en  $s = 0$ , da  $C_1 = 0$ , y  $s=0$  en  $x=0$  da  $C_2 = 0$

Para obtener la curva de deflección, se resuelve para  $s$

$$s = \frac{F_H}{w_0} \sinh \left( \frac{w_0}{F_H} x \right)$$

# Solución

---

$$\text{Así, } \frac{dy}{dx} = \sinh\left(\frac{w_0}{F_H} x\right)$$

$$y = \frac{F_H}{w_0} \cosh\left(\frac{w_0}{F_H} x\right) + C_3$$

$$C_3 = -\frac{F_H}{w_0}$$

Condición  $y = 0$  en  $x = 0 \rightarrow$

Para la curva de deflección resulta entonces,

$$y = \frac{F_H}{w_0} \left[ \cosh\left(\frac{w_0}{F_H} x\right) - 1 \right]$$

Esta ecuación define una *catenaria*.

# Solución

---

Condición de contorno  $y = h$  en  $x = L/2$

$$h = \frac{F_H}{w_0} \left[ \cosh \left( \frac{w_0}{F_H} x \right) - 1 \right]$$

Ya que  $w_0 = 5\text{N/m}$ ,  $h = 6\text{m}$ ,  $L = 20\text{m}$ ,

$$6\text{m} = \frac{F_H}{5\text{N/m}} \left[ \cosh \left( \frac{50\text{N}}{F_H} \right) - 1 \right]$$

Por ensayo y error (numéricamente),

$$F_H = 45.9\text{N}$$

# Solution

---

La curva de deflección por tanto resulta,

$$y = 9.19 [\cosh(0.109x) - 1] \text{ m}$$

Sustit  $x = 10\text{m}$ , para la mitad de la longitud del cable  $s(x)$

$$\frac{\ell}{2} = \frac{45.9}{5\text{N/m}} \sinh \left[ \frac{5\text{N/m}}{45.9\text{N}} (10\text{m}) \right] = 12.1\text{m}$$

Así,

$$\ell = 24.2\text{m}$$

La máxima tensión ocurre cuando  $\theta$  es máximo, i.e. a

$$s = \ell/2 = 12.1\text{m}$$

# Solución

---

$$\frac{dy}{dx} \Big|_{s=12.1\text{m}} = \tan \theta_{\max} = \frac{5\text{N}/m(12.1\text{m})}{45.9\text{N}} = 1.32$$

$$\theta_{\max} = 52.8^\circ$$

$$T_{\max} = \frac{F_H}{\cos \theta_{\max}} = \frac{45.9\text{N}}{\cos 52.8^\circ} = 75.9\text{N}$$

# QUIZ

---

1. En un miembro multi-fuerza, el miembro está sometido generalmente a \_\_\_\_\_ interna.  
A) una fuerza normal      B) una fuerza de corte  
C) un momento flector      D) todo lo anterior
2. En mecánica, la componente de la fuerza  $V$  que actúa tangente a, o a lo largo de, la sección se llama \_\_\_\_\_.  
A) Fuerza axial      B) Fuerza de corte  
C) Fuerza normal      D) Momento flector