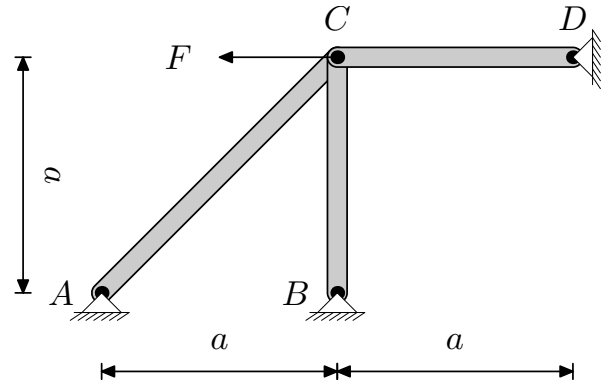


1 La estructura de la figura está formada por tres barras articuladas de sección A , material con módulo de Young E y coeficiente de dilatación térmica α . Si la barra BC sufre un incremento de temperatura θ , y hay una fuerza horizontal aplicada en C y de valor F ,

- i) Determinar todas las reacciones.
- ii) Calcular los esfuerzos en las barras.
- iii) Encontrar el desplazamiento *horizontal* del punto C .



Solución: Es una estructura hiperestática de grado 1. Suponiendo conocido el esfuerzo de tracción N_{BC} , que lo llamamos R , los esfuerzos *de tracción* en el resto de barras son:

$$N_{AC} = -R\sqrt{2}, \quad N_{CD} = F - R,$$

La energía interna del conjunto es

$$U(F, R) = \frac{(R\sqrt{2})^2 a \sqrt{2}}{2EA} + \frac{R^2 a}{2EA} + \frac{(F - R)^2 a}{2EA} + R\theta\alpha a,$$

Para encontrar el valor de la reacción hiperestática utilizamos la relación

$$0 = \frac{\partial U}{\partial R} = \frac{R\sqrt{2}a}{EA} + \frac{Ra}{EA} + \theta\alpha a - \frac{(F - R)a}{EA},$$

que, tras despejar R , resulta en

$$R = \frac{F - \theta\alpha EA}{2(1 + \sqrt{2})},$$

Una vez conocido el valor de R , la energía interna se puede escribir en función únicamente de la carga F . De esta manera $U = \tilde{U}(F) = U(F, R(F))$. Por el segundo teorema de Castigliano,

$$\delta = \frac{d\tilde{U}}{dF} = \frac{\partial U}{\partial R} \frac{\partial R}{\partial F} + \frac{\partial U}{\partial F},$$

Sin embargo, para el cálculo de R habíamos empleado la relación $\frac{\partial U}{\partial R} = 0$ así que $\frac{d\tilde{U}}{dF} = \frac{\partial U}{\partial F}$, y por tanto

$$\delta = \frac{\partial U}{\partial F} = \frac{(F - R)a}{EA} = \frac{a}{EA2(1 + \sqrt{2})}((1 + 2\sqrt{2})F + \alpha\theta EA),$$

2 Una viga biapoyada de longitud 3 m está sometida a una carga concentrada, vertical y hacia abajo en el centro de vano, y de valor $P = 3000$ N. Si la viga tiene un perfil HEB120 de acero, está reforzado por dos tablas de madera, arriba y abajo, de anchura 120 mm y espesor 30 mm,

- i) Dibujar la sección equivalente de madera.
- ii) Calcular la inercia de la sección equivalente de madera.
- iii) Determinar las tensiones normales máximas en la madera y en acero.
- iv) Indicar cuál sería el máximo valor admisible de P .

(Datos: $E_a = 210$ GPa, $\sigma_a^{adm} = 200$ MPa, $E_m = 21$ GPa, $\sigma_m^{adm} = 30$ MPa).

3 Una viga de longitud 2,5 m está empotrada en uno de sus extremos y sometida, en el otro, a un par torsor $M = 3000$ N·m. Seleccionar los perfiles IPN y cuadrado hueco más ligeros con los que la viga no plastificaría y el giro relativo entre los extremos sería menor o igual que 5° . (Datos $G = 90$ GPa, $\tau_{adm} = 100$ MPa)

Problema 2

Una viga biapoyada de longitud 3 m está sometida a una carga concentrada, vertical y hacia abajo en el centro de vano, y de valor $P = 3000$ N. Si la viga tiene un perfil HEB120 de acero, está reforzado por dos tablas de madera, arriba y abajo, de anchura 120 mm y espesor 30 mm,

Dibujar la sección equivalente de madera.

Calcular la inercia de la sección equivalente de madera.

Determinar las tensiones normales máximas en la madera y en acero.

Indicar cuál sería el máximo valor admisible de P .

(Datos : $E_a = 210$ GPa, $\sigma_{a\{adm\}} = 200$ MPa, $E_m = 21$ GPa, $\sigma_{m\{adm\}} = 30$ MPa).

Datos

Módulos de Young y tensiones admisibles del acero y la madera (en MPa)

$$\text{In[1]}:= E_a = 210 \times 10^3;$$

$$E_m = 21 \times 10^3;$$

$$\sigma_a = 200;$$

$$\sigma_m = 15;$$

Carga y dimensiones (N y mm)

$$\text{In[5]}:= P = 3000;$$

$$L = 3000;$$

Inercia de la sección transformada en madera (mm⁴)

$$\text{In[17]}:= n_a = E_a / E_m;$$

$$n_m = E_m / E_m;$$

$$\text{Inercia}_a = n_a 864 \times 10^4$$

$$\text{Inercia}_m = 2 (1 / 12 \times 120 \times 30^3 + 120 \times 30 (60 + 15)^2)$$

$$\text{Inercia} = \text{Inercia}_a + \text{Inercia}_m$$

$$\text{Out[19]}= 86400000$$

$$\text{Out[20]}= 41040000$$

$$\text{Out[21]}= 127440000$$

Tensiones máximas (en MPa)

$$\begin{aligned} \text{In[25]} &= \mathbf{M_{max} = P L / 4;} \\ \sigma_{maxa} &= \frac{\mathbf{M_{max}}}{\mathbf{Inercia}} \mathbf{60. na} \\ \sigma_{maxm} &= \frac{\mathbf{M_{max}}}{\mathbf{Inercia}} \mathbf{90. nm} \end{aligned}$$

Out[26]= 10.5932

Out[27]= 1.58898

Valor admisible de P (en N)

El valor máximo admisible de la carga P si se hace fallar el acero o la madera

$$\begin{aligned} \text{In[28]} &= \mathbf{P_{maxa} = \frac{P}{\sigma_{maxa}} \sigma_a} \\ \mathbf{P_{maxm} = \frac{P}{\sigma_{maxm}} \sigma_m} \end{aligned}$$

Out[28]= 56 640 .

Out[29]= 28 320 .

El máximo valor admisible es el menor de las cargas que hacen fallar la sección

$$\text{In[30]} = \mathbf{P_{max} = \text{Min}[P_{maxa}, P_{maxm}]}$$

Out[30]= 28 320 .

Problema 3

Una viga de longitud 2.5 m está empotrada en uno de sus extremos y sometida, en el otro, a un par torsor $M=3000 \text{ N}\cdot\text{m}$. Seleccionar los perfiles IPN y cuadrado hueco más ligeros con los que la viga no plastificaría y el giro relativo entre los extremos sería menor o igual que 5° . (Datos $G=90 \text{ GPa}$, $\tau_{adm} = 100 \text{ MPa}$)

■ Datos (mm, N, rad)

```
In[1]:= L = 2500;  
M = 3 × 10 ^ 6;  
τadm = 100;  
θ = 5 Pi / 180.;  
G = 90 × 10 ^ 3;
```

■ Valores mínimos de la sección

El giro máximo en cualquier viga sometida a torsión pura es $\theta = ML/(G I_t)$, y la tensión máxima $\tau = Mt/W_t$. Por lo tanto, para cualquier sección, su rigidez a torsión I_t (mm^4) y su módulo resistente W_t (mm^3) han de ser mayor o igual a los siguientes valores

```
In[6]:= Itmin = M L / (G θ)
```

```
Out[6]= 954 930.
```

```
In[7]:= Wtmin = M / τadm
```

```
Out[7]= 30 000
```

■ Perfil IPN (abierto ramificado)

Según las tablas el IPN 360 tiene $I_t=1.23 \cdot 10^6 \text{ mm}^4$. El módulo resistente a torsión W_t es :

```
In[8]:= It = 1.23 × 10 ^ 6;
```

```
emax = 13;
```

```
Wt = It / emax;
```

```
τmax = M / Wt
```

```
Out[11]= 31.7073
```

■ Perfil cuadrado hueco

Entre todos los perfiles cuadrados huecos con $I_t \geq 100 \text{ cm}^4$, el más ligero es el #80.3

```
In[12]:= It = 140 × 104;  
        emin = 3;  
        Astar = (80. - 3)2;  
        Wt = 2 Astar emin
```

```
Out[15]= 35574.
```

```
In[16]:= τmax = M / Wt
```

```
Out[16]= 84.3313
```

Con esto concluimos que el perfil cuadrado #80.3 es válido.