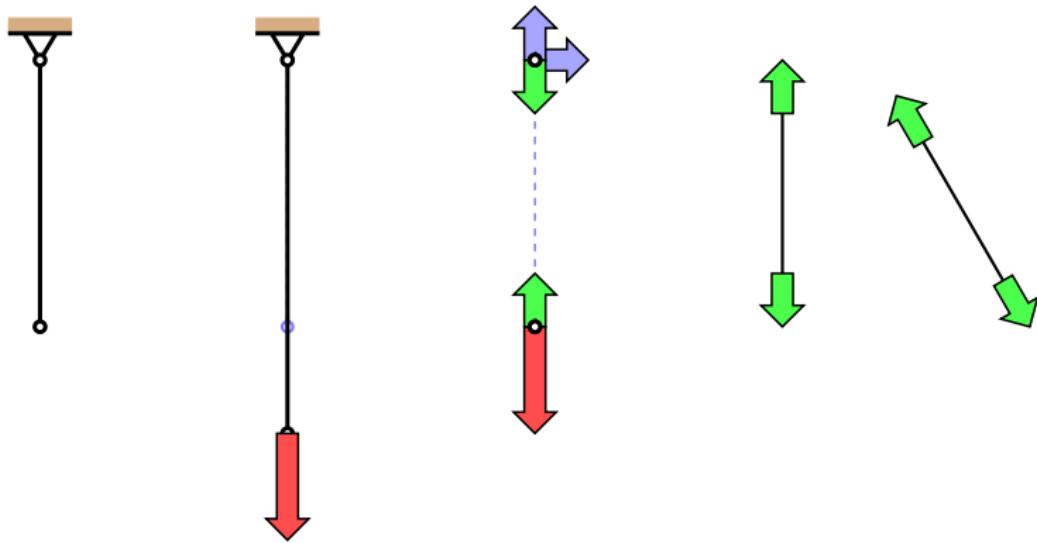


# **Sólido deformable: compatibilidad y equilibrio**

**Mariano Vázquez Espí**

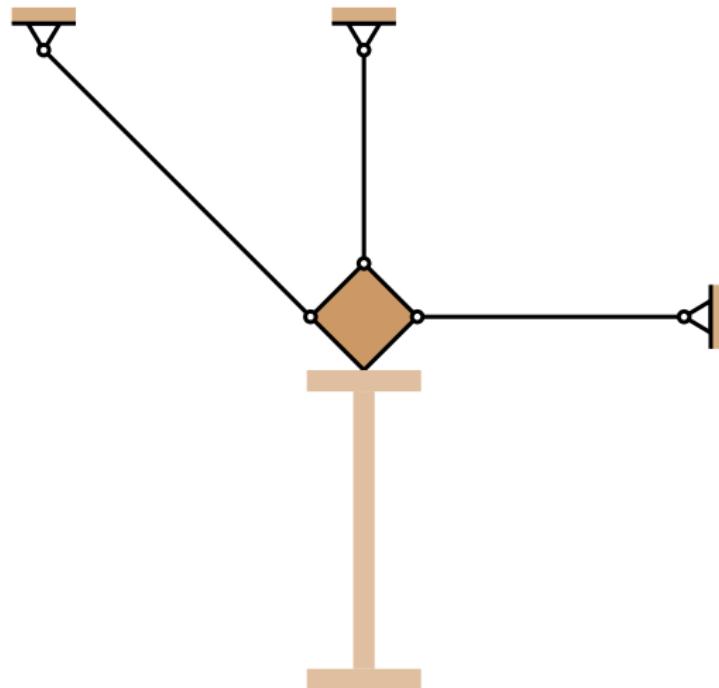
**Madrid (España), 3 de marzo de 2012.**

## Modelo 'cable'



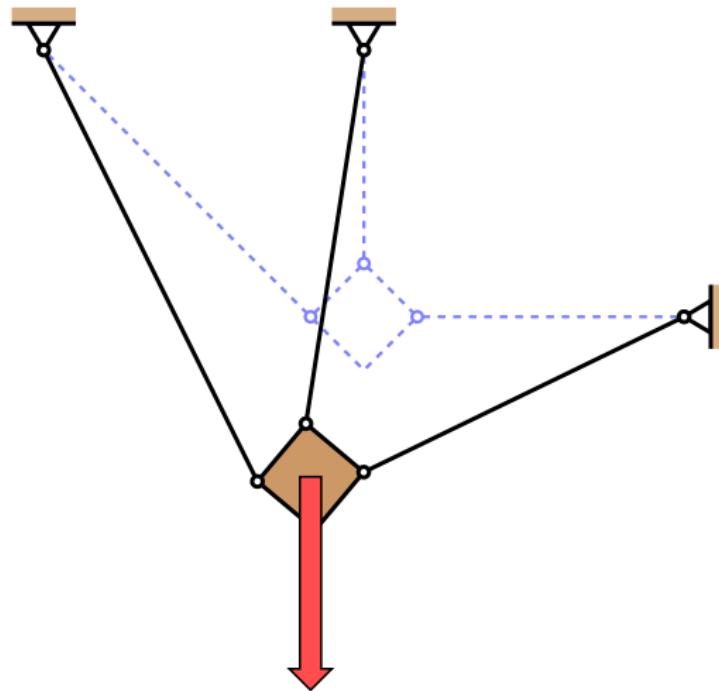
# Estructura de cables y sólidos indeformables

---

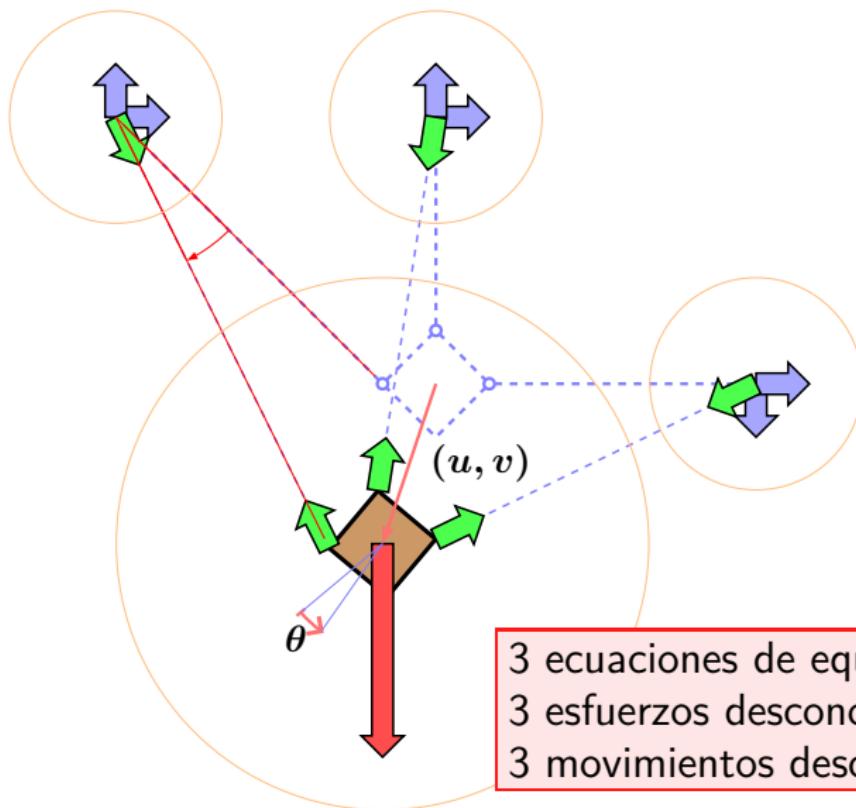


# Estructura de cables y sólidos indeformables

---



# Estructura de cables y sólidos indeformables



## «Hipótesis de desplazamientos pequeños»

El requisito de rigidez impone que los movimientos sean mucho más pequeños que el tamaño  $T$  o la proporción  $P$ :

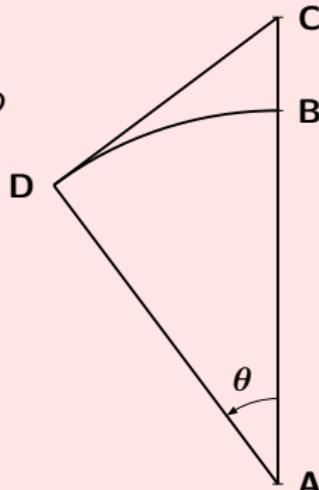
$$u \ll T \quad v \ll T \quad \tan \theta \ll P$$

Si  $\theta \rightarrow 0$ , puede sustituirse el arco por la tangente.

$$\begin{aligned} \cos(\theta) &\approx 1 \\ \overline{BC} &\approx 0 \quad \overline{AB} \approx \overline{AC} \\ \widehat{DB} &\approx \overline{DC} \end{aligned}$$

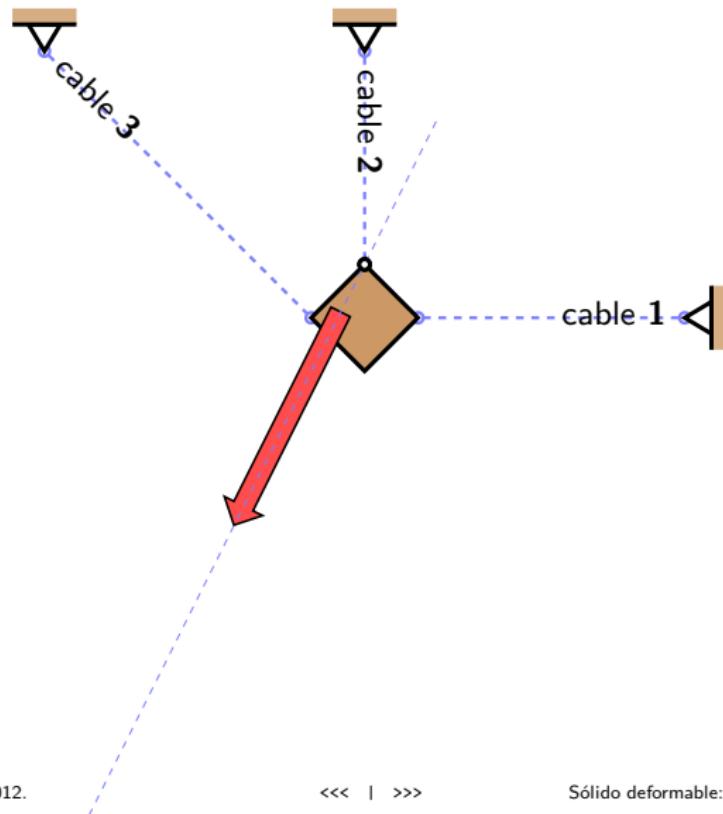
Con  $\theta$  en radianes:

$$\theta \approx \sin(\theta) \approx \tan(\theta).$$



# Estructura de cables y sólidos indeformables

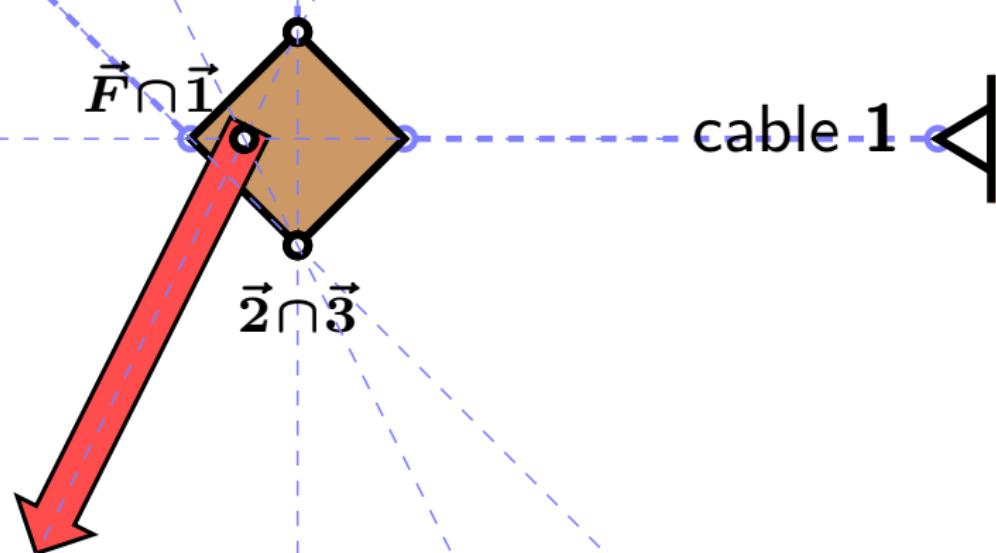
---



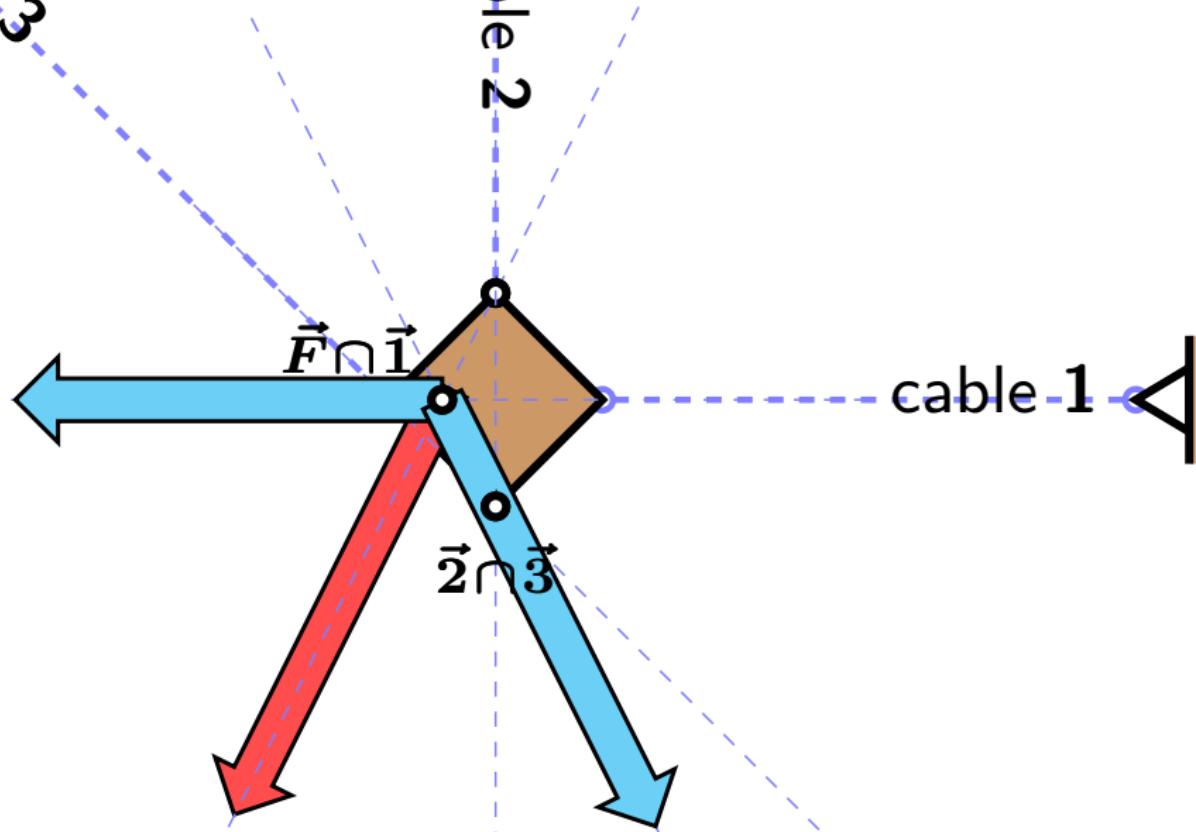
Cable 3

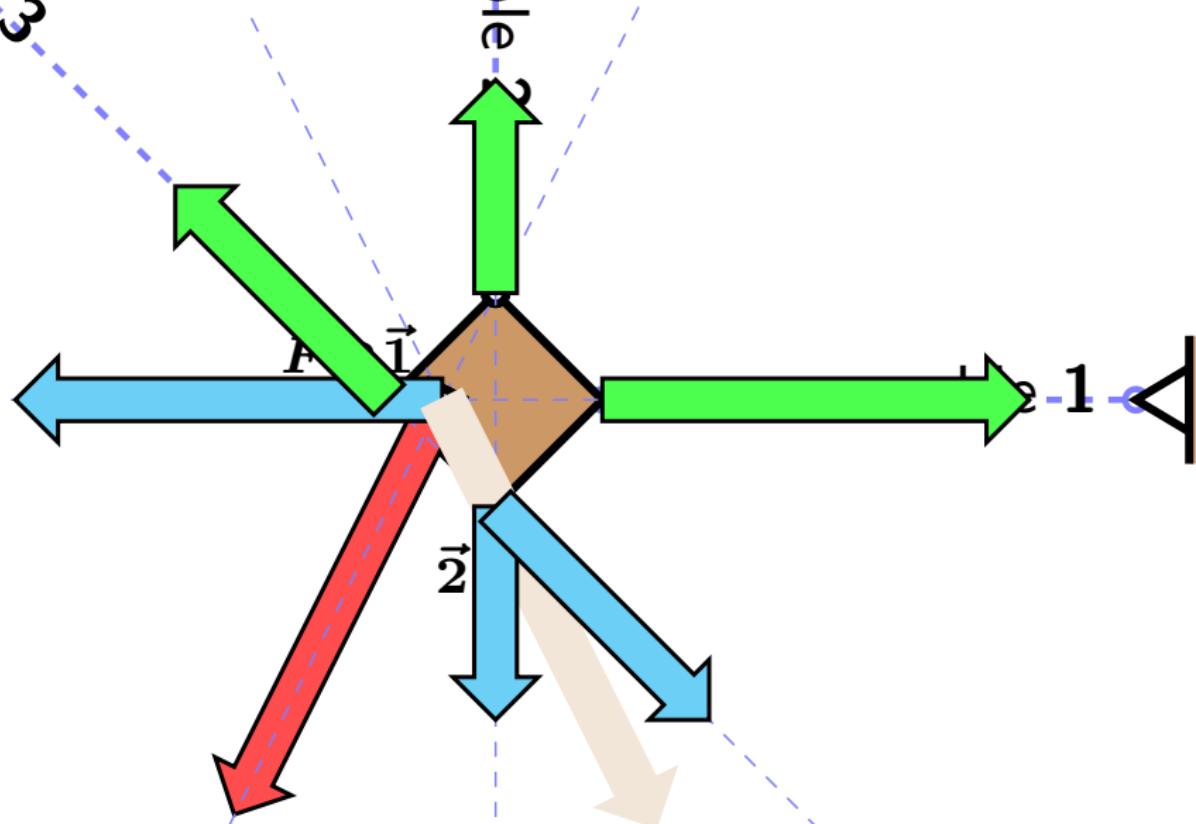
## Estructura de cables y sólidos indeformables

Cable 2



# Estructura de cables y sólidos indeformables





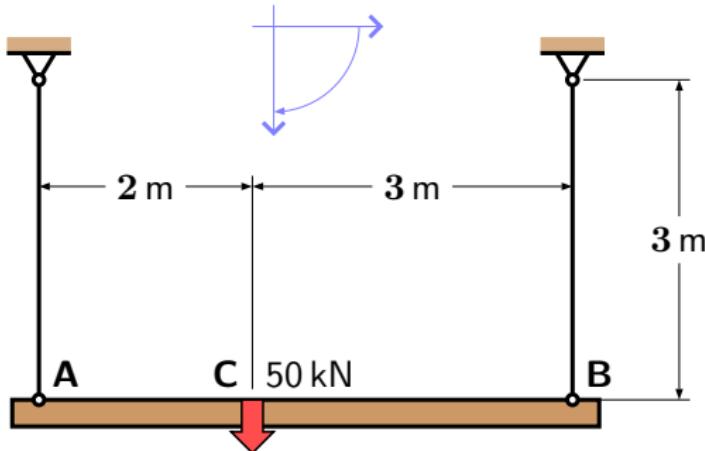
# Tabla indeformable suspendida

acero corriente:

$$E = 210 \text{ kN/mm}^2$$

$$\sigma_u = 260 \text{ N/mm}^2$$

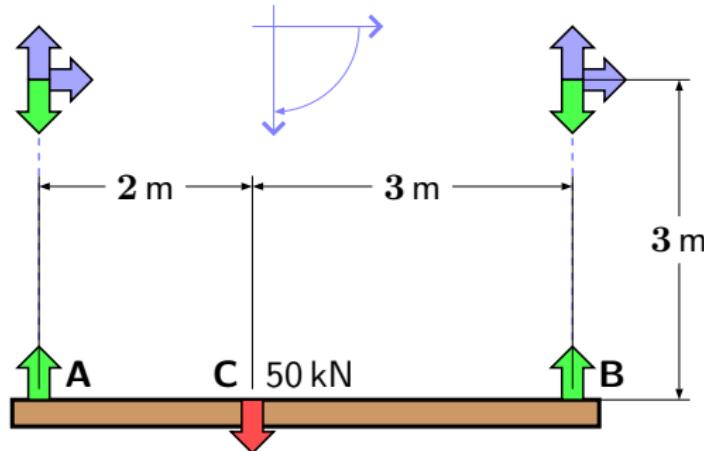
Barras de 20 mm de diámetro;  
 $A = 314 \text{ mm}^2$



## Tabla indeformable suspendida

$$\sum M_A = 0$$

$$\sum M_B = 0$$



## Tabla indeformable suspendida

$$\sum M_A = 0 \quad \sum M_B = 0$$

$$P \cdot 2 \text{ m} - N_b \cdot 5 \text{ m} = 0$$

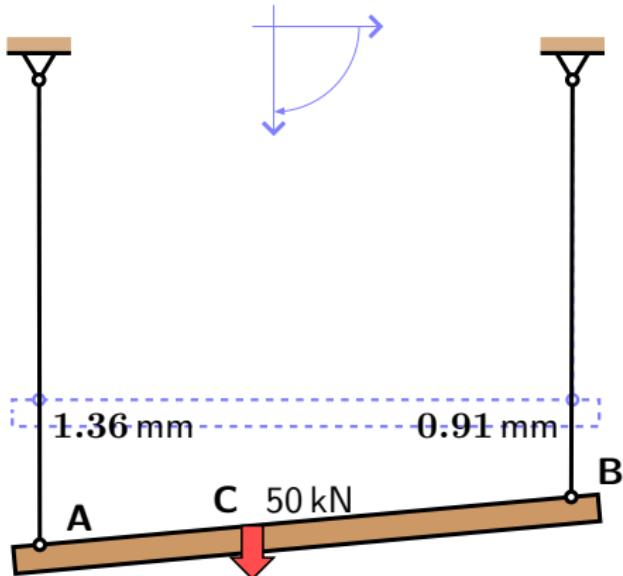
$$-P \cdot 3 \text{ m} + N_a \cdot 5 \text{ m} = 0$$

cable : a b

$$\sigma = \frac{N}{A} : 95.5 \quad 63.7 \text{ N/mm}^2$$

$$\varepsilon = \frac{\sigma}{E} : 0.45 \quad 0.30 \text{ mm/m}$$

$$\delta = L \cdot \varepsilon : 1.36 \quad 0.91 \text{ mm}$$



## Tabla indeformable suspendida

$$\sum M_A = 0 \quad \sum M_B = 0$$

$$P \cdot 2 \text{ m} - N_b \cdot 5 \text{ m} = 0$$

$$-P \cdot 3 \text{ m} + N_a \cdot 5 \text{ m} = 0$$

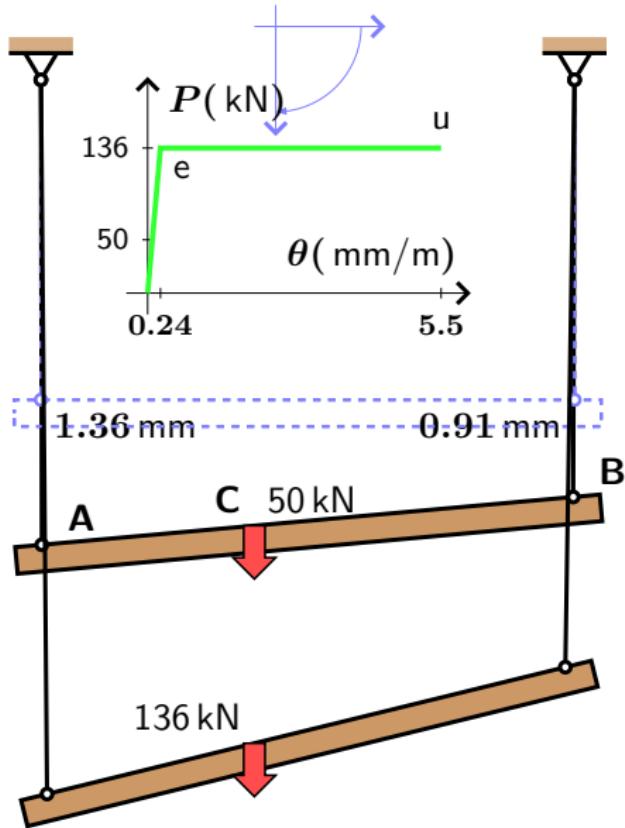
cable : a b

$$\sigma = \frac{N}{A} : 95.5 \quad 63.7 \text{ N/mm}^2$$

$$\varepsilon = \frac{\sigma}{E} : 0.45 \quad 0.30 \text{ mm/m}$$

$$\delta = L \cdot \varepsilon : 1.36 \quad 0.91 \text{ mm}$$

$$\lambda_e = \frac{260}{95.5} = 2.72$$



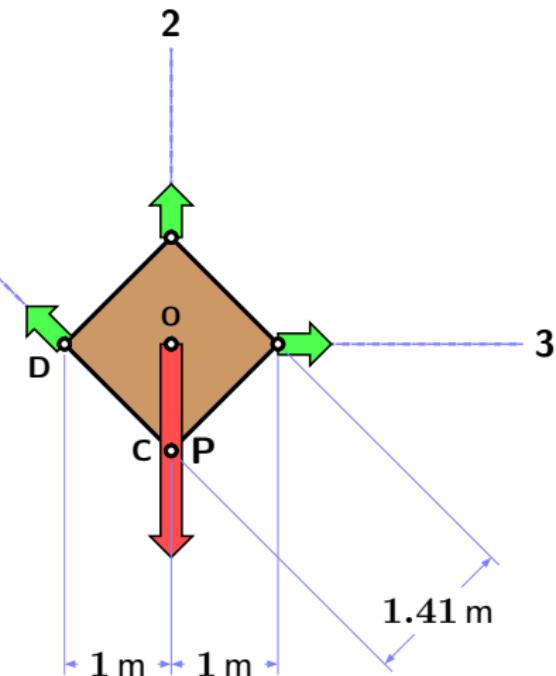
# Estructura de cables y sólidos indeformables

## Equilibrio

$$\sum M_O = 0$$

$$\sum M_D = 0$$

$$\sum M_C = 0$$



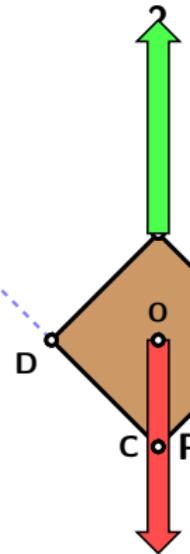
# Estructura de cables y sólidos indeformables

## Equilibrio

$$\sum M_O = 0 \Rightarrow S_1 \cdot 0.71 \text{ m} = 0 \quad S_1 = 0$$

$$\sum M_D = 0 \Rightarrow -S_2 \cdot 1 \text{ m} + P \cdot 1 \text{ m} = 0 \quad S_2 = P$$

$$\sum M_C = 0 \Rightarrow S_3 \cdot 1 \text{ m} = 0 \quad S_3 = 0$$

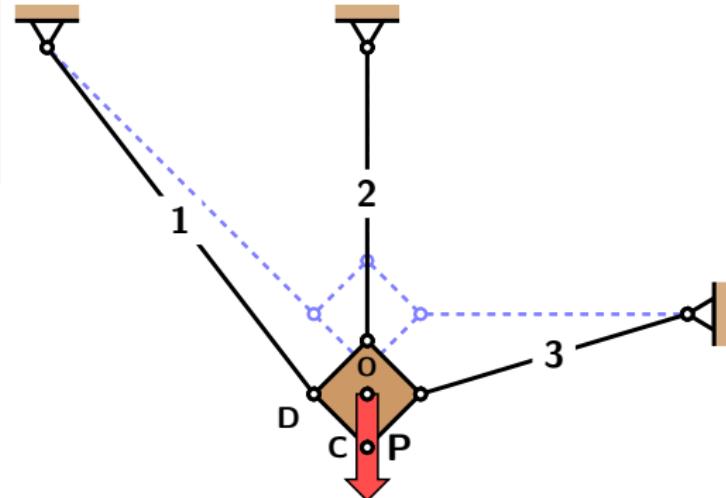


3

# Estructura de cables y sólidos indeformables

## Equilibrio

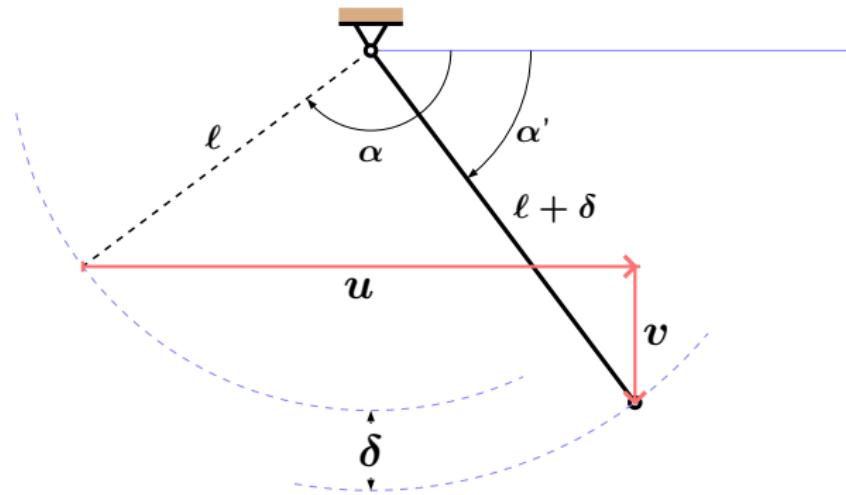
1	2	3
$S$	0	$P$
$\delta$	0	$\delta_2$



$$\dot{c}(u, v, \theta) = (0, -\delta_2, 0)?$$

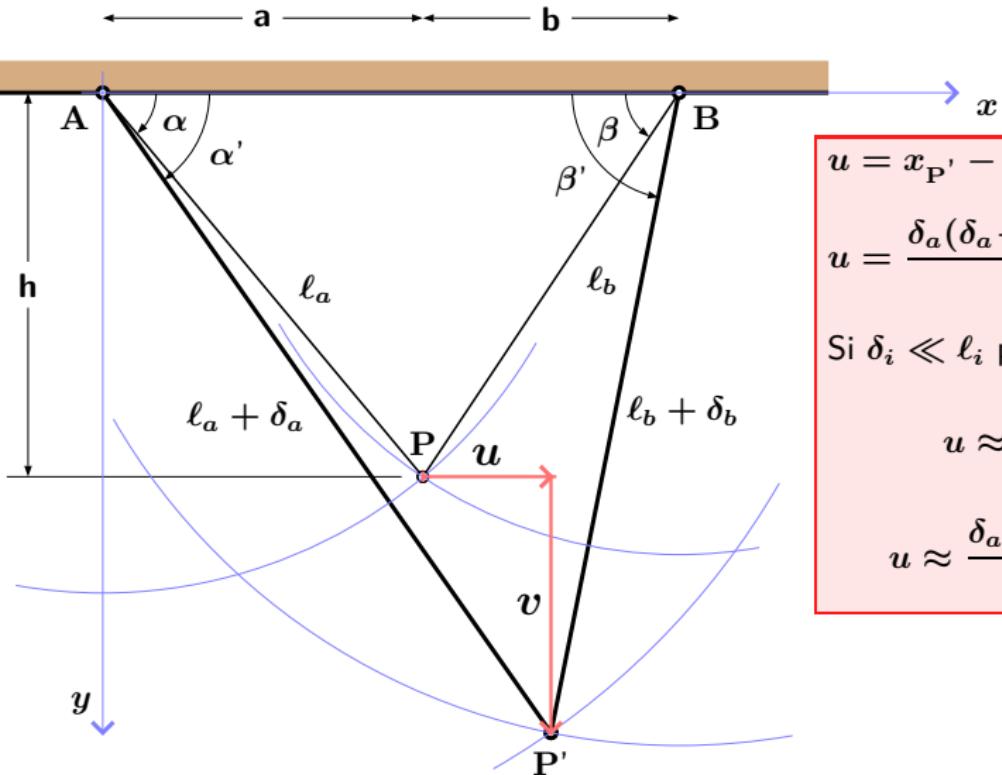
# Un cable, dos cables, ...

Deformación:  $\delta$ . Movimientos:  $u; v$ .



Incluso si  $\delta$  es pequeño,  $u$  o  $v$  pueden ser enormes...

# Un cable, dos cables, ...



$$u = x_{P'} - x_P$$

$$u = \frac{\delta_a(\delta_a + 2\ell_a) - \delta_b(\delta_b + 2\ell_b)}{2x_b}$$

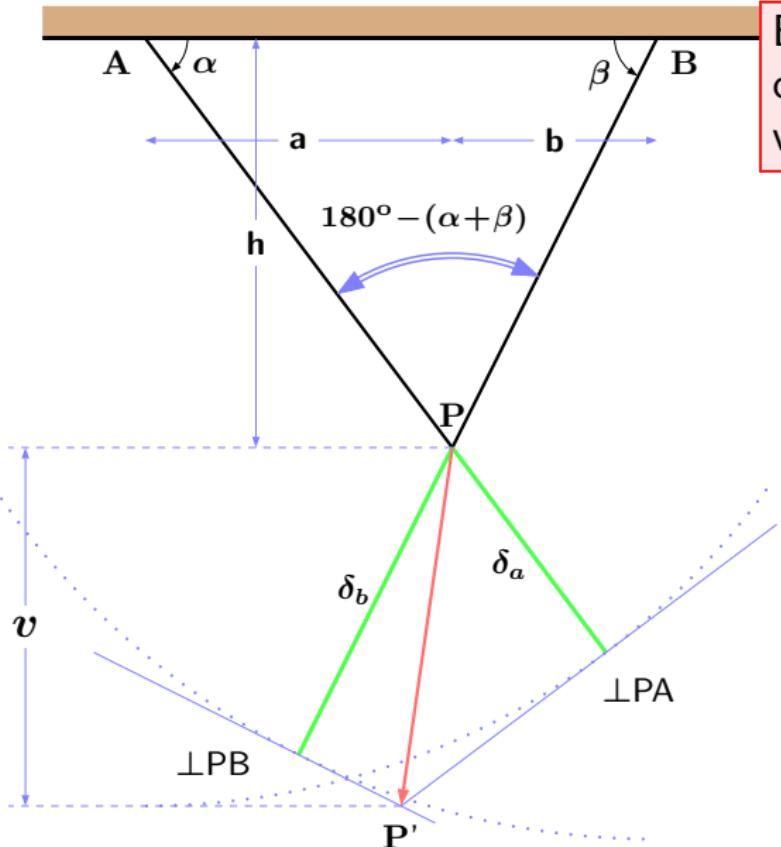
Si  $\delta_i \ll \ell_i$  para  $i \in \{a, b\}$ :

$$u \approx \frac{\delta_a \ell_a - \delta_b \ell_b}{x_b}$$

$$u \approx \frac{\delta_a \sin \beta - \delta_b \sin \alpha}{\sin(\alpha + \beta)}$$

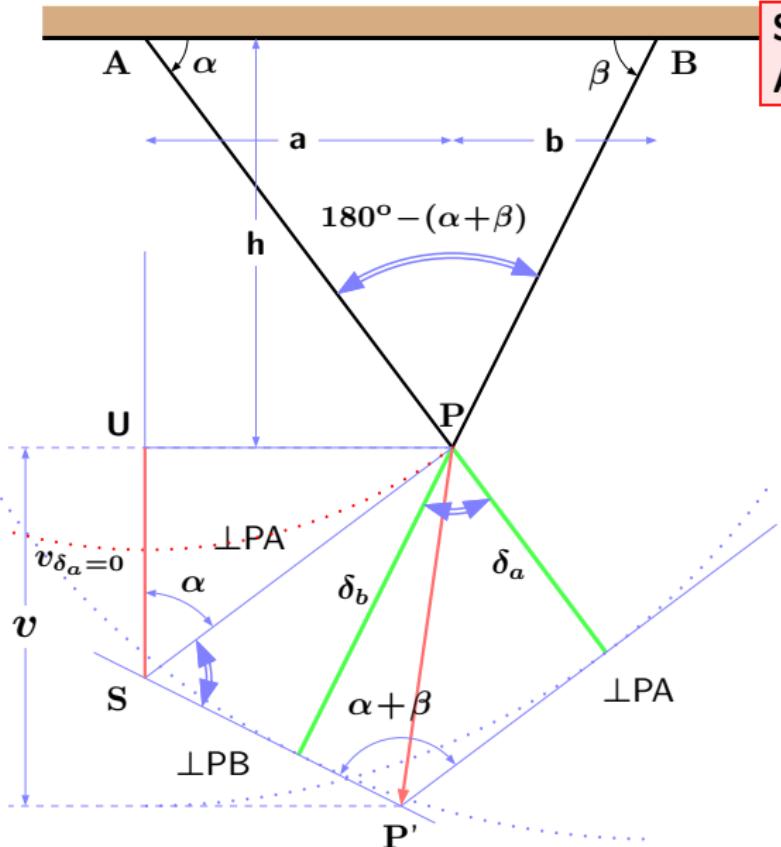
Deformaciones:  $\delta_a; \delta_b$ . Movimientos:  $u; v$ .

# Un cable, dos cables, ...



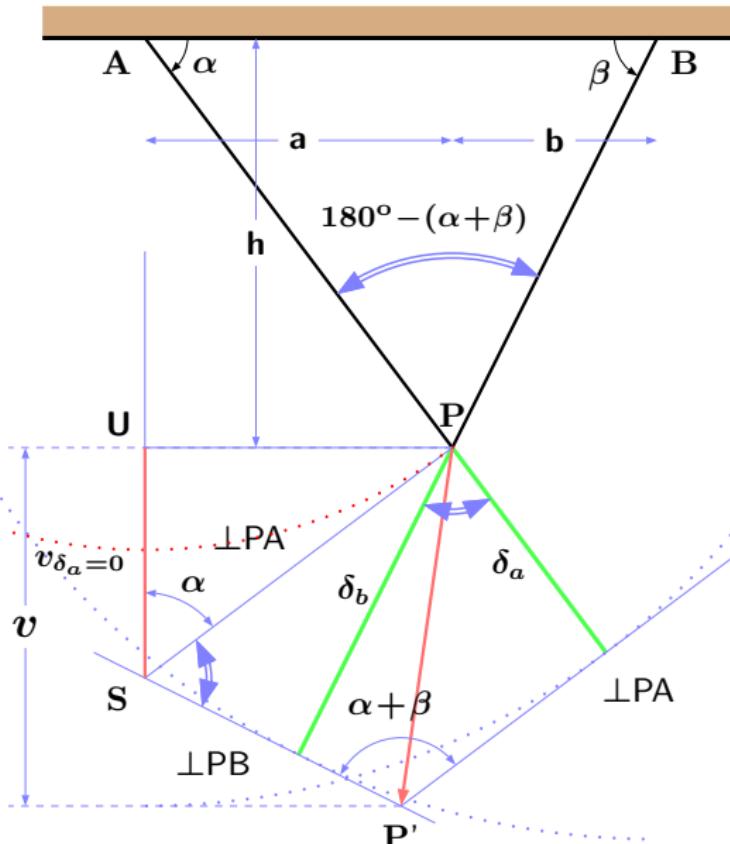
En un dibujo a escala basta con medir las componentes vertical y horizontal de  $PP'$

# Un cable, dos cables, ...



S es el destino de P si la barra AP fuera indeformable.

# Un cable, dos cables, ...

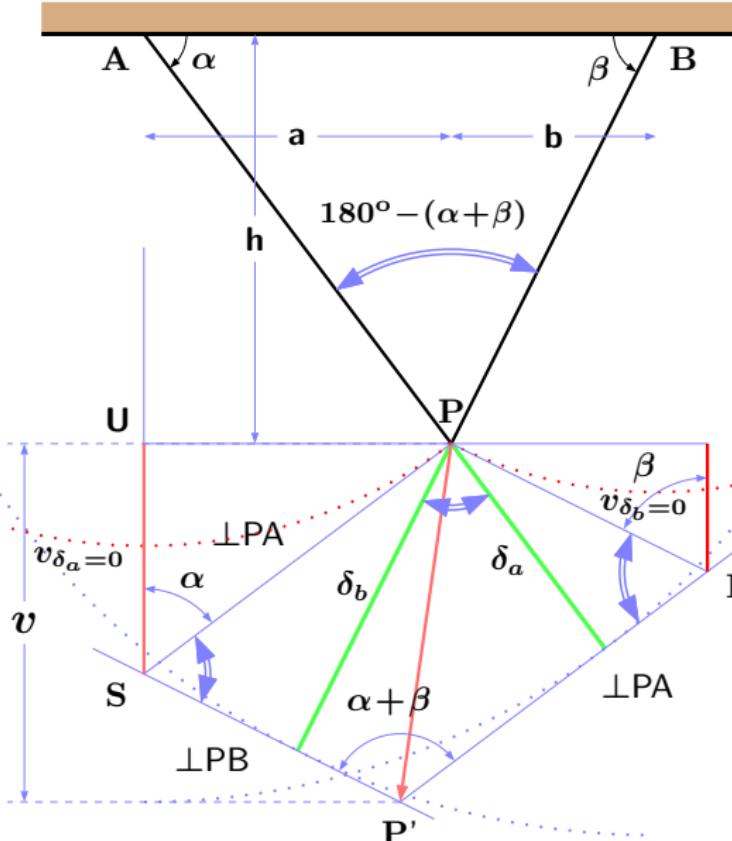


$$\overline{PS} = \delta_b \div \sin(180 - (\alpha + \beta))$$

$$\overline{SU} = \overline{PS} \cos \alpha$$

$$v(\delta_a = 0) \approx \frac{\delta_b \times \cos \alpha}{\sin(\alpha + \beta)}$$

# Un cable, dos cables, ...



$$\overline{PS} = \delta_b \div \sin(180 - (\alpha + \beta))$$

$$\overline{SU} = \overline{PS} \cos \alpha$$

$$v(\delta_a = 0) \approx \frac{\delta_b \times \cos \alpha}{\sin(\alpha + \beta)}$$

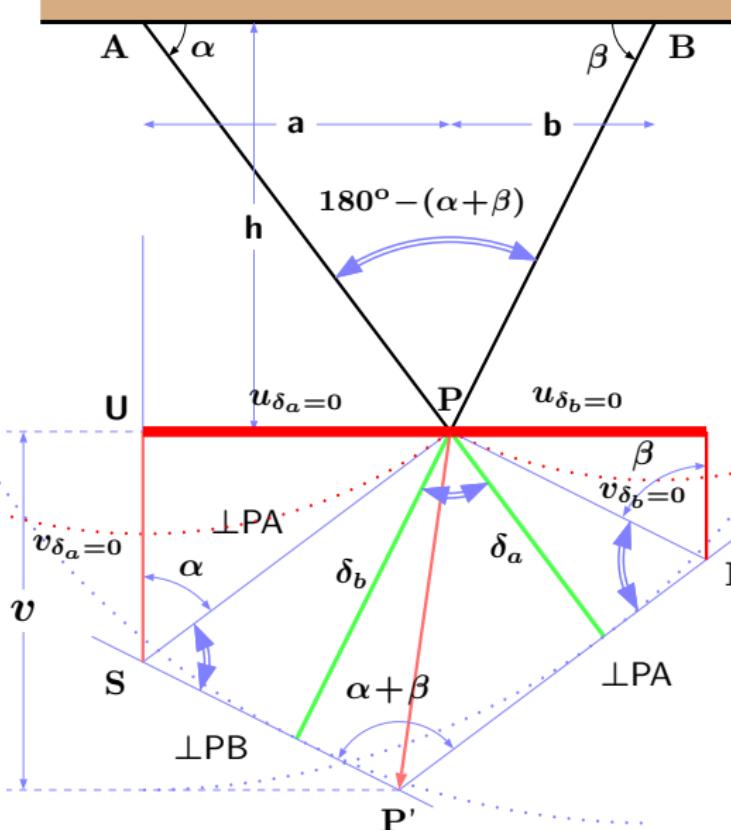
Con el mismo argumento se obtiene  $v(\delta_b = 0)$ , y finalmente:

$$v \approx \frac{\delta_a \cdot \cos \beta + \delta_b \cdot \cos \alpha}{\sin(\alpha + \beta)}$$

Resultado 'simétrico' al obtenido para  $u$ :

$$u \approx \frac{\delta_a \cdot \sin \beta - \delta_b \cdot \sin \alpha}{\sin(\alpha + \beta)}$$

# Un cable, dos cables, ...



$$v \approx \frac{\delta_a \cdot \cos \beta + \delta_b \cdot \cos \alpha}{\sin(\alpha + \beta)}$$

$$u \approx \frac{\delta_a \cdot \sin \beta - \delta_b \cdot \sin \alpha}{\sin(\alpha + \beta)}$$

$u$  puede obtenerse directamente considerando  $u_{\delta_a=0}$  y  $u_{\delta_b=0}$ .

## Un cable, dos cables

Deformaciones:  $\delta_a; \delta_b; \delta_c$ . Movimientos:  $u; v$ .



$$\alpha$$

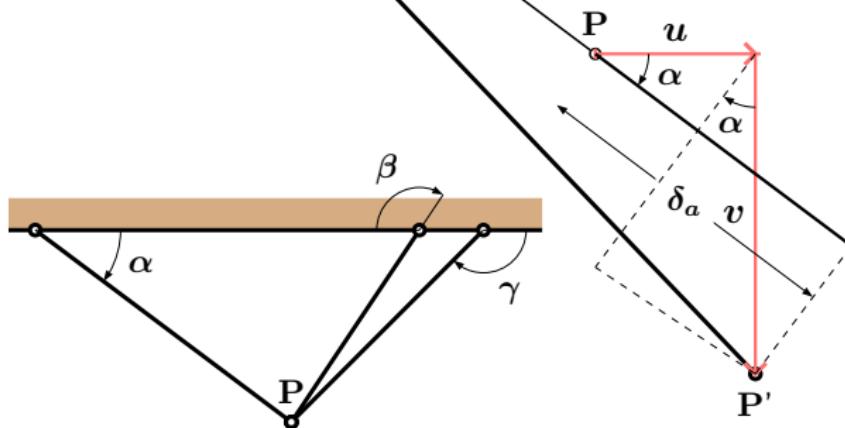
$$\alpha'$$

$$\delta_a = u \cos \alpha + v \sin \alpha$$

$$\delta_b = u \cos \beta + v \sin \beta$$

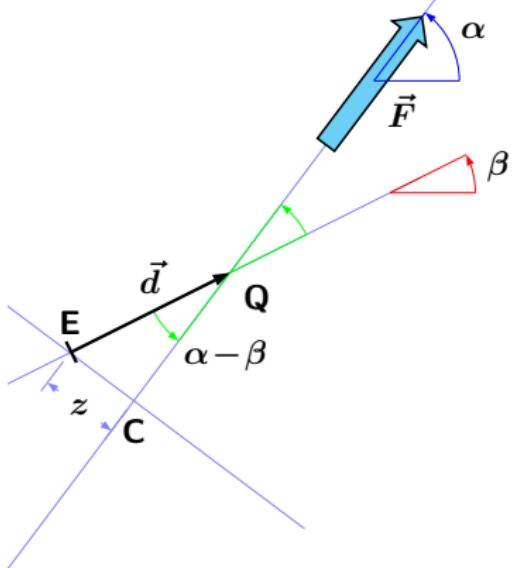
$$\delta_c = u \cos \gamma + v \sin \gamma$$

Equaciones de compatibilidad...



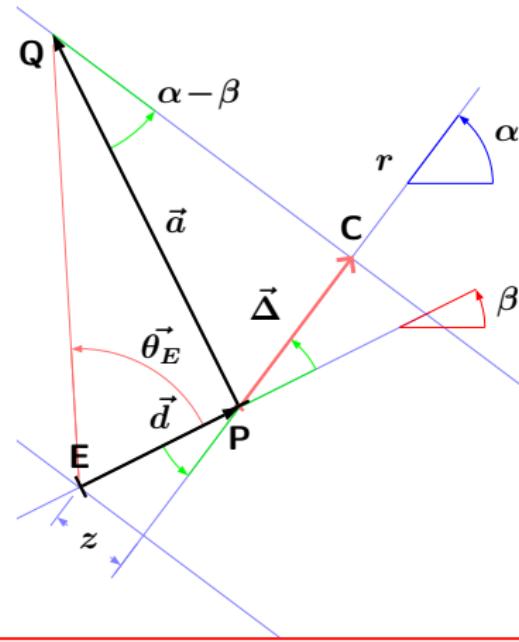
# Relaciones mecánicas y cinemáticas

## Momento de una fuerza



$$\vec{M}_E(\vec{F}) = \vec{F} \times \vec{d}$$
$$M_E = F \cdot d \cdot \sin(\alpha - \beta)$$
$$M_E = F \cdot z$$

## Desplazamiento de un giro



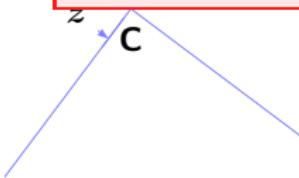
$$\vec{a}(\theta_E) = \vec{d} \times \vec{\theta}_E; a = \theta_E \cdot d$$
$$\Delta = \theta_E \cdot d \cdot \sin(\alpha - \beta)$$
$$\Delta = \theta_E \cdot z$$

## Relaciones mecánicas y cinemáticas

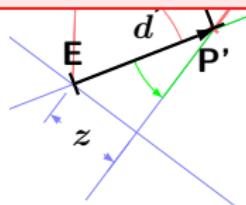
M La relación de “contravarianza” entre la pareja momento y giro y la pareja fuerza y desplazamiento, surge de la necesidad de que el trabajo de una fuerza resulte igual al trabajo de “su” momento:

$$\text{trabajo} = M_E \cdot \theta_E = (\mathbf{F} \cdot z) \cdot \theta_E = \mathbf{F} \cdot (z \cdot \theta_E) = \mathbf{F} \cdot \Delta$$

es decir, de la primera ley de la termodinámica, la de conservación de la energía.



$$\vec{M}_E(\vec{F}) = \vec{F} \times \vec{d}$$
$$M_E = F \cdot d \cdot \sin(\alpha - \beta)$$
$$M_E = F \cdot z$$



$$\vec{a}(\theta_E) = \vec{d} \times \vec{\theta}_E; a = \theta_E \cdot d$$
$$\Delta = \theta_E \cdot d \cdot \sin(\alpha - \beta)$$
$$\Delta = \theta_E \cdot z; \vec{\Delta} = \vec{z} \times \vec{\theta}_E$$

# **Sólido deformable: compatibilidad y equilibrio**

Mariano Vázquez Espí

GIAU+S (UPM)

Grupo de Investigación en Arquitectura, Urbanismo y Sostenibilidad

Universidad Politécnica de Madrid

<http://habitat.aq.upm.es/gi>

Edición del 3 de marzo de 2012

Compuesto con *free software*:

GNULinux/ $\text{\LaTeX}$ /dvips/ps2pdf

Copyleft © Vázquez Espí, 2012