

# **Sólido deformable: compatibilidad y equilibrio**

**Mariano Vázquez Espí**

**Madrid (España), 15 de marzo de 2013.**

## Ecuaciones de compatibilidad

---

Son las relaciones entre movimientos de puntos o sólidos indeformables y la deformación de los sólidos deformables. Expresan la coherencia topológica y geométrica entre las distintas partes de una estructura y son validas siempre que la estructura no se rompa, sin importar el estado elástico o plástico de sus partes.

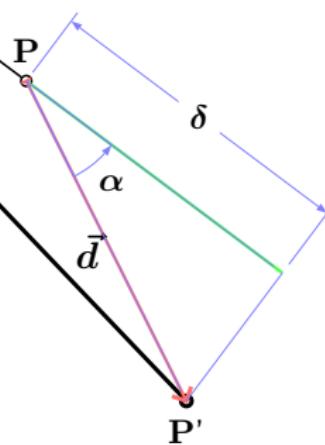
En su forma más básica relacionan movimientos  $u, v, \theta, \dots$  con alargamientos  $\delta_1, \delta_2, \dots$

En estructuras sometidas a requisitos de rigidez con distorsiones tolerables muy pequeñas, se pueden escribir como relaciones lineales de forma casi exacta (hipótesis de pequeñas deformaciones).

# Ecuaciones de compatibilidad



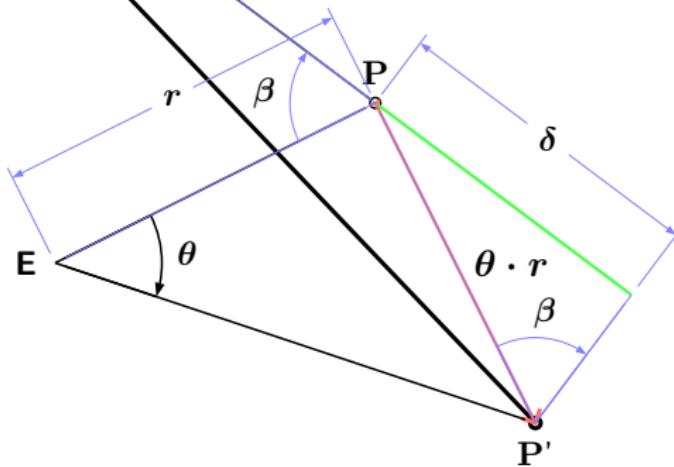
$$\delta = d \cos \alpha$$



# Ecuaciones de compatibilidad

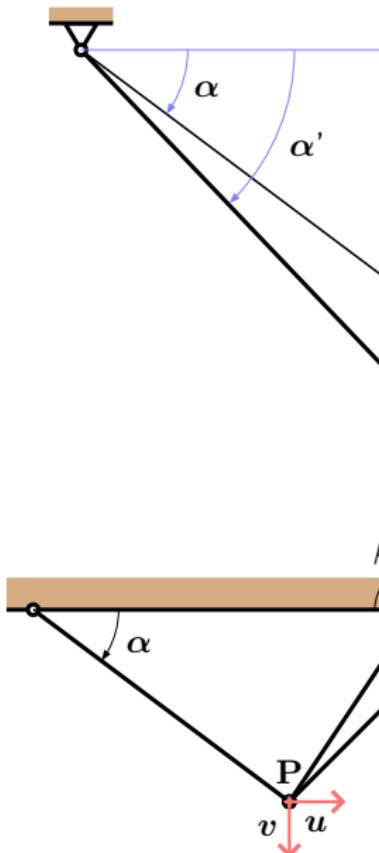


$$\delta = (\theta \cdot r) \sin \beta$$

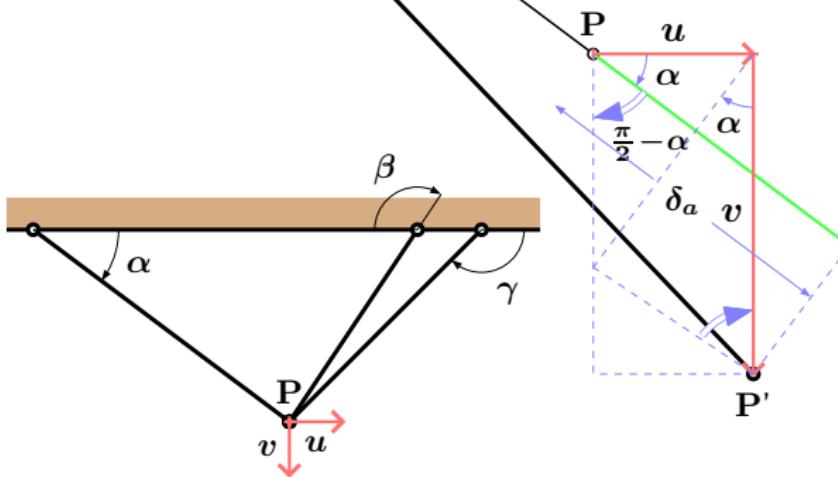


## Ecuaciones de compatibilidad

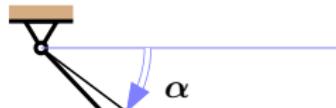
Deformaciones:  $\delta_a; \delta_b; \delta_c$ . Movimientos:  $u; v$ .



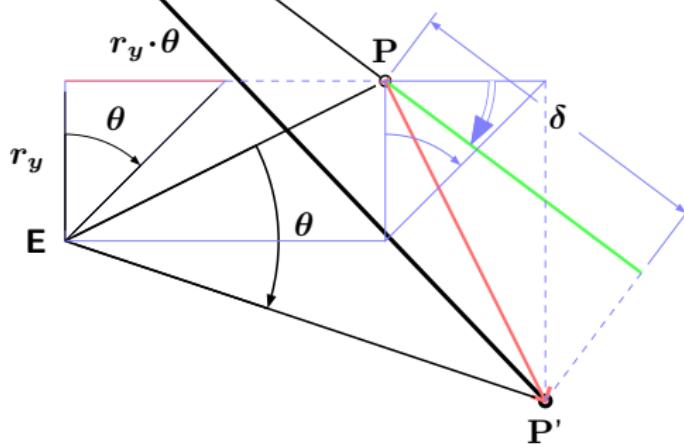
$$\begin{aligned}\delta_a &= u \cos \alpha + v \sin \alpha \\ \delta_a(u) &= u \cos \alpha \\ \delta_a(v) &= v \cos \left(\frac{\pi}{2} - \alpha\right)\end{aligned}$$



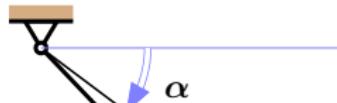
# Ecuaciones de compatibilidad



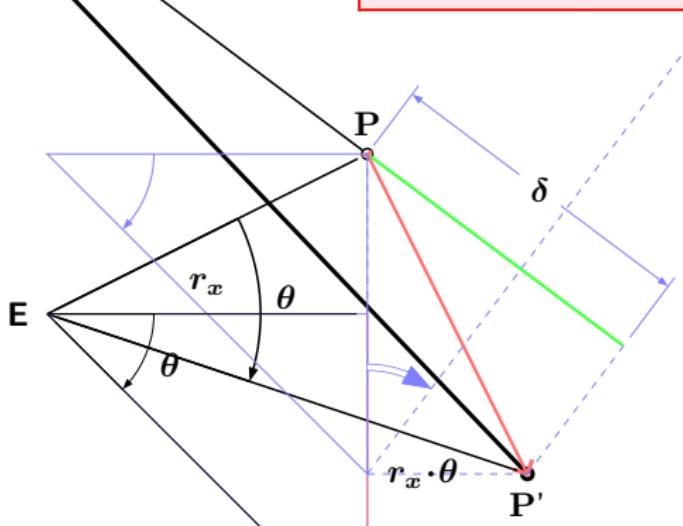
$$\delta(r_y) = (\theta \cdot r_y) \cos \alpha$$

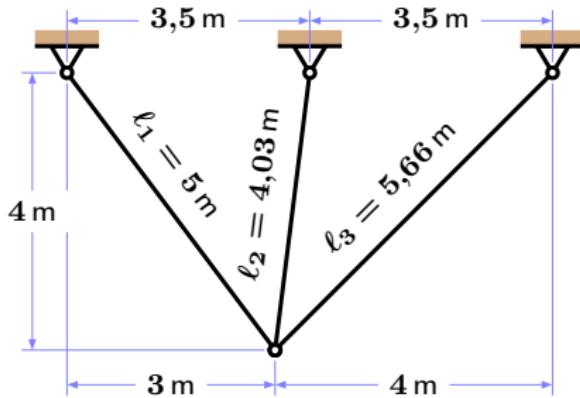


# Ecuaciones de compatibilidad



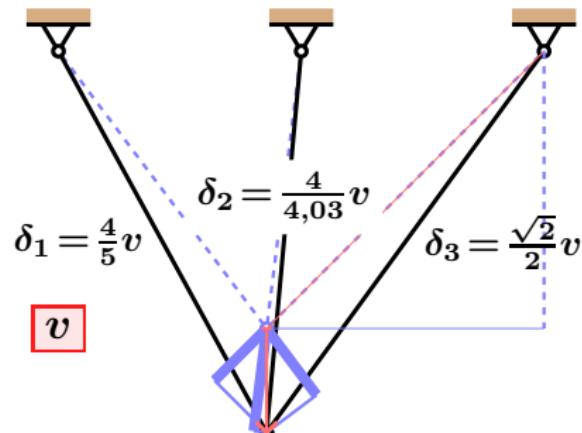
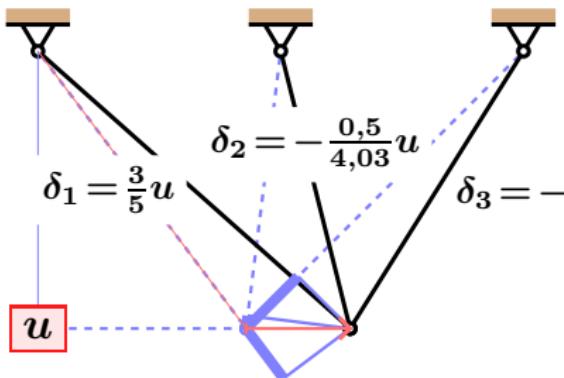
$$\begin{aligned}\delta(r_y) &= (\theta \cdot r_y) \cos \alpha \\ \delta(r_x) &= (\theta \cdot r_x) \sin \alpha \\ \delta &= \theta \cdot (r_y \cos \alpha + r_x \sin \alpha)\end{aligned}$$

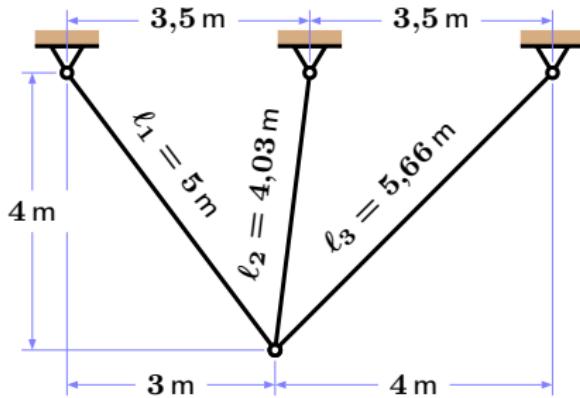




Ecuaciones de compatibilidad

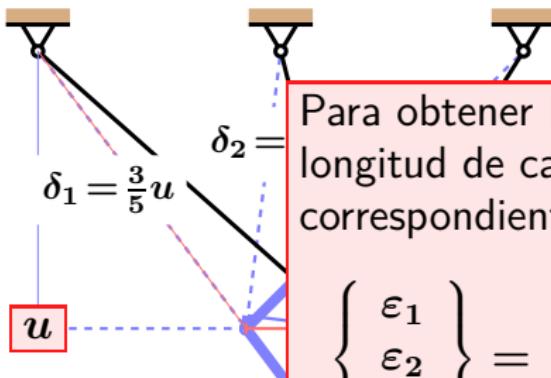
$$\begin{Bmatrix} \delta_1 \\ \delta_2 \\ \delta_3 \end{Bmatrix} = \begin{bmatrix} 0,6 & 0,8 \\ -0,12 & 0,99 \\ -0,71 & 0,71 \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} u \\ v \end{Bmatrix}$$





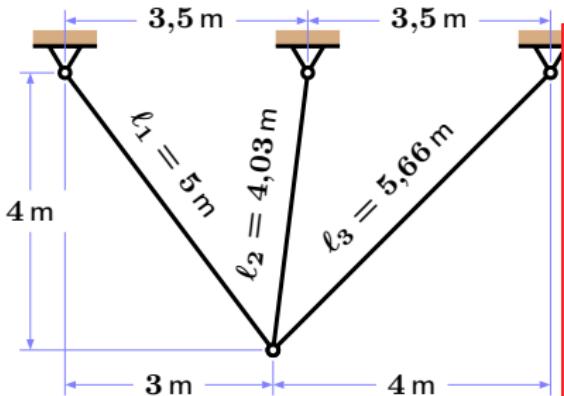
Ecuaciones de compatibilidad

$$\begin{Bmatrix} \delta_1 \\ \delta_2 \\ \delta_3 \end{Bmatrix} = \begin{bmatrix} 0,6 & 0,8 \\ -0,12 & 0,99 \\ -0,71 & 0,71 \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} u \\ v \end{Bmatrix}$$



Para obtener la deformación hay que dividir por la longitud de cada barra; en la matriz, la fila correspondiente:

$$\begin{Bmatrix} \varepsilon_1 \\ \varepsilon_2 \\ \varepsilon_3 \end{Bmatrix} = \begin{bmatrix} 0,12 & 0,16 \\ -0,031 & 0,246 \\ -0,125 & 0,125 \end{bmatrix} \times m^{-1} \cdot \begin{Bmatrix} u \\ v \end{Bmatrix}$$



Para un movimiento con  $u=0$ , el cable con mayor deformación es el 2,  $\varepsilon_2=0,246 \text{ m}^{-1} \times v$ . Con un material de límite elástico 2 mm/m, se alcanzaría el límite elástico del conjunto con:

$$v = \frac{2 \text{ mm/m}}{0,246 \text{ m}^{-1}} = 8,13 \text{ mm}$$

Si el descenso continua (con 2 a tensión constante), 1 alcanzará su límite elástico con un descenso de 12,5 mm, y entonces:

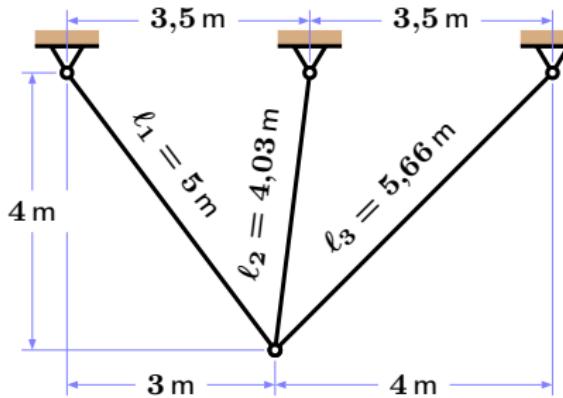
$$\varepsilon_2 = 12,5 \text{ mm} \cdot 0,246 \text{ m}^{-1} = 3,08 \text{ mm/m}$$

Finalmente 3 alcanzará el límite elástico con un descenso de 16 mm.

Para obtener longitud de cada barra; en la matriz, la fila correspondiente:

$$\left\{ \begin{array}{l} \varepsilon_1 \\ \varepsilon_2 \\ \varepsilon_3 \end{array} \right\} = \left[ \begin{array}{cc} 0,12 & 0,16 \\ -0,031 & 0,246 \\ -0,125 & 0,125 \end{array} \right] \times \text{m}^{-1} \cdot \left\{ \begin{array}{l} u \\ v \end{array} \right\}$$

**u**



Un material dúctil, con deformación de rotura de unos 10 mm/m, puede deformarse más aún. Para provocar la rotura de 2, habría que alcanzar un descenso:

$$v = \frac{10 \text{ mm/m}}{0,246 \text{ m}^{-1}} = 40,65 \text{ mm}$$

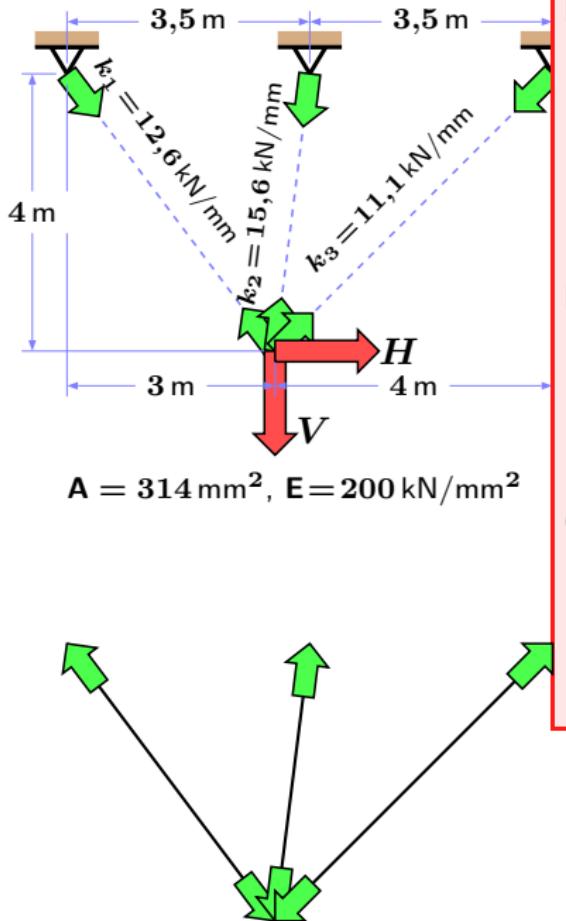
Al romperse 2 puede no pasar nada más salvo que sigamos obligando a descender a los demás cables. Para que se rompa el 3, habrá que alcanzar:

$$v = \frac{10 \text{ mm/m}}{0,125 \text{ m}^{-1}} = 80 \text{ mm}$$

$v$ (mm)	
8,13	$2 \rightarrow e$
12,5	$1 \rightarrow e$
16	$3 \rightarrow e$
40,65	$2 \rightarrow u$
62,5	$1 \rightarrow u$
80	$3 \rightarrow u$

obtener la deformación hay que dividir por la longitud de cada barra; en la matriz, la fila correspondiente:

$$\left. \begin{array}{l} 1 \\ 2 \\ 3 \end{array} \right\} = \begin{bmatrix} 0,12 & 0,16 \\ -0,031 & 0,246 \\ -0,125 & 0,125 \end{bmatrix} \times \text{m}^{-1} \cdot \left\{ \begin{array}{l} u \\ v \end{array} \right\}$$



## Ecuaciones de compatibilidad

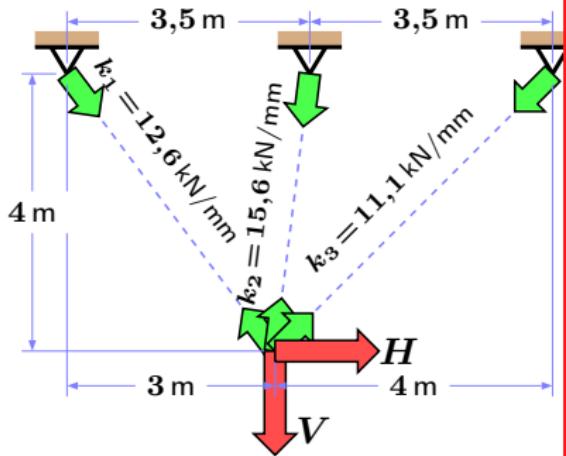
$$\begin{Bmatrix} (u) \\ (v) \end{Bmatrix} = \begin{bmatrix} \delta_1 & 0,6 & 0,8 \\ \delta_2 & -0,12 & 0,99 \\ \delta_3 & -0,71 & 0,71 \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} u \\ v \end{Bmatrix}$$

## Ecuaciones de equilibrio

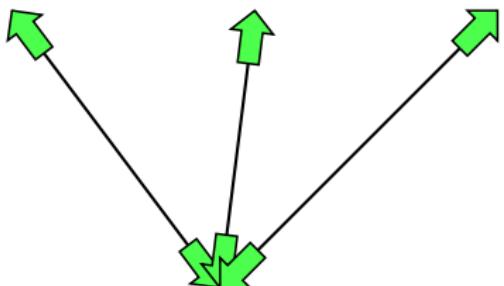
$$\begin{Bmatrix} H \\ V \end{Bmatrix} = \begin{bmatrix} 0,6 & -0,12 & -0,71 \\ 0,8 & 0,99 & 0,71 \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} N_1 \\ N_2 \\ N_3 \end{Bmatrix}$$

## Comportamiento del material:

$$N_i = \begin{cases} \frac{EA}{\ell_i} \delta_i \geq E \cdot 2 \text{ mm/m} \cdot A \text{ si } \varepsilon_i \leq 10 \text{ mm/m} \\ 0 \text{ si } \varepsilon_i > 10 \text{ mm/m} \end{cases}$$



$$A = 314 \text{ mm}^2, E = 200 \text{ kN/mm}^2$$



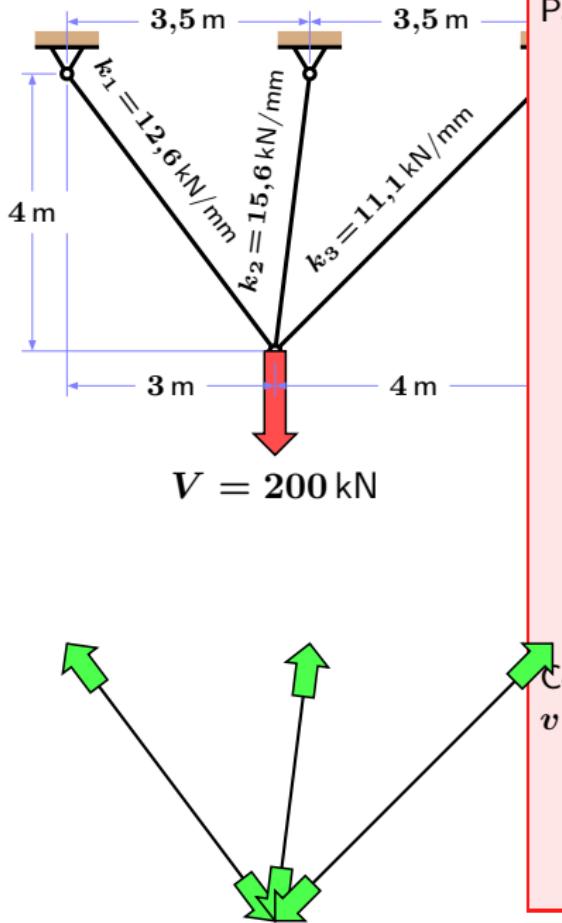
Para  $u = 0$  y  $v \neq 0$ :

$$\begin{Bmatrix} \delta_1 \\ \delta_2 \\ \delta_3 \end{Bmatrix} = \begin{bmatrix} 0,8 \\ 0,99 \\ 0,71 \end{bmatrix} \cdot v$$

$$N_i = \begin{cases} \frac{EA}{\ell_i} \delta_i > E \cdot 2 \text{ mm/m} \cdot A \text{ si } \varepsilon_i \leq 10 \text{ mm/m} \\ 0 \text{ si } \varepsilon_i > 10 \text{ mm/m} \end{cases}$$

$$\begin{Bmatrix} H \\ V \end{Bmatrix} = \begin{bmatrix} 0,6 & -0,12 & -0,71 \\ 0,8 & 0,99 & 0,71 \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} N_1 \\ N_2 \\ N_3 \end{Bmatrix}$$

$v$ (mm)	$H$ (kN)	$V$ (kN)	
8,13	-11,39	235,36	2 → e
12,5	-9,66	294,77	1 → e
16	-28,89	314,00	3 → e
40,65	-28,89	314,00	2 → u
62,5	-13,82	189,66	1 → u
80	-89,18	89,18	3 → u



Para  $V = 200 \text{ kN}$  y suponiendo estado proporcional:

$$\begin{Bmatrix} H \\ V \end{Bmatrix} = \begin{bmatrix} 0,6 & -0,12 & -0,71 \\ 0,8 & 0,99 & 0,71 \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} N_1 \\ N_2 \\ N_3 \end{Bmatrix}$$

$$N_1 = 12,6\delta_1 \quad N_2 = 15,6\delta_2 \quad N_3 = 11,1\delta_3$$

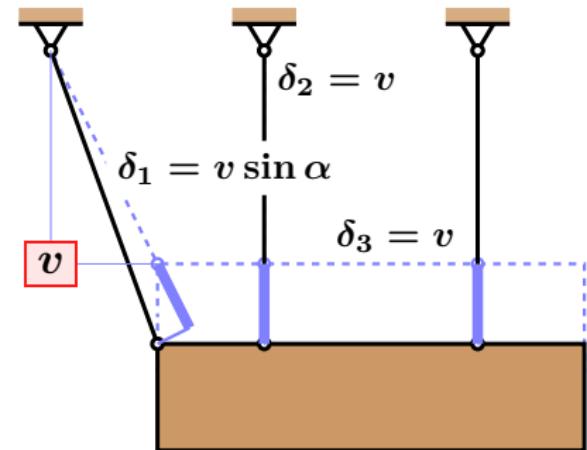
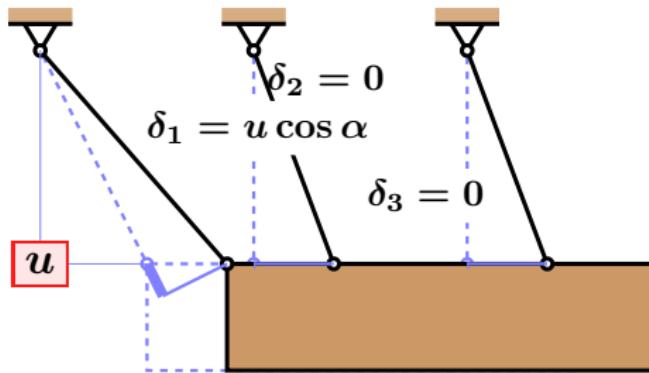
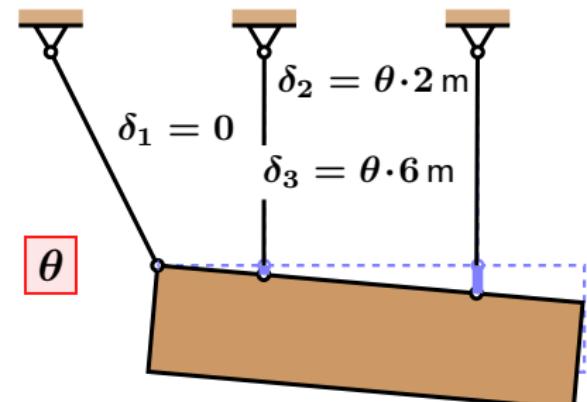
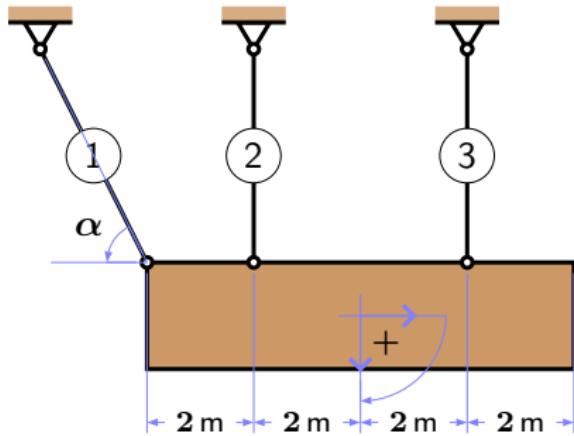
$$\begin{Bmatrix} H \\ V \end{Bmatrix} = \begin{bmatrix} 7,56 & -1,87 & -7,88 \\ 10,08 & 15,44 & 7,88 \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} \delta_1 \\ \delta_2 \\ \delta_3 \end{Bmatrix}$$

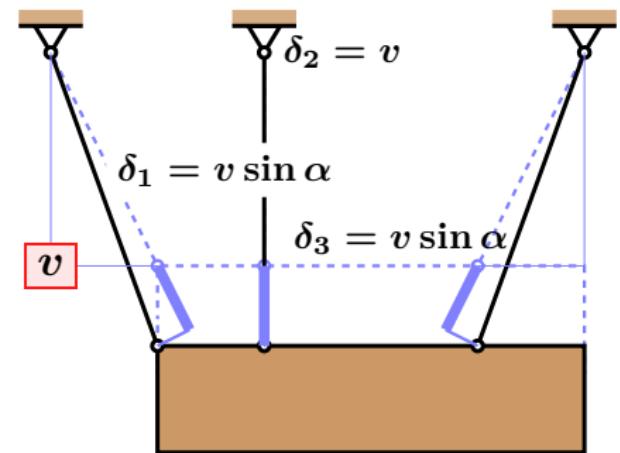
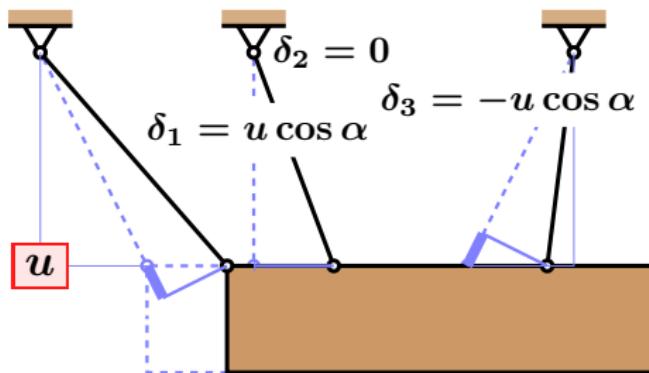
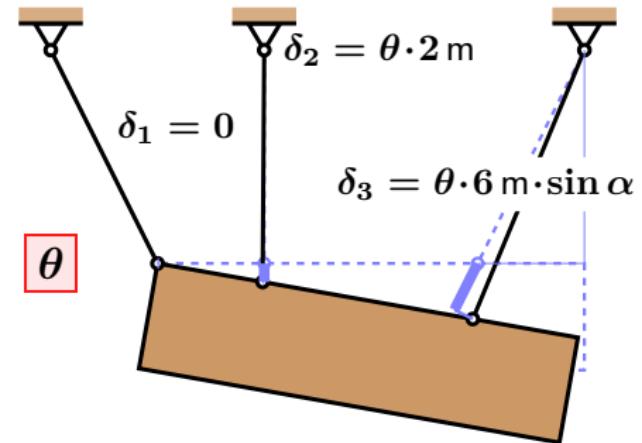
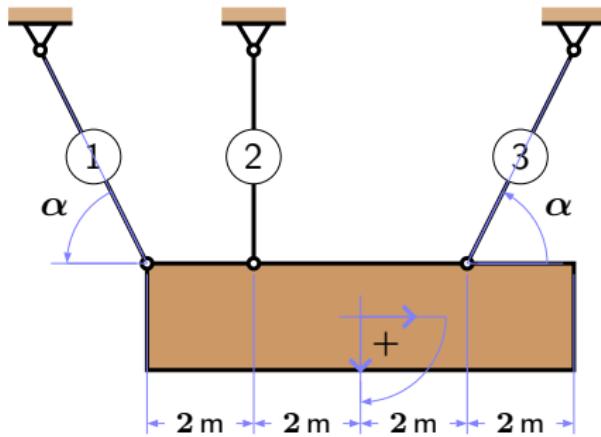
$$\begin{Bmatrix} \delta_1 \\ \delta_2 \\ \delta_3 \end{Bmatrix} = \begin{bmatrix} 0,6 & 0,8 \\ -0,12 & 0,99 \\ -0,71 & 0,71 \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} u \\ v \end{Bmatrix}$$

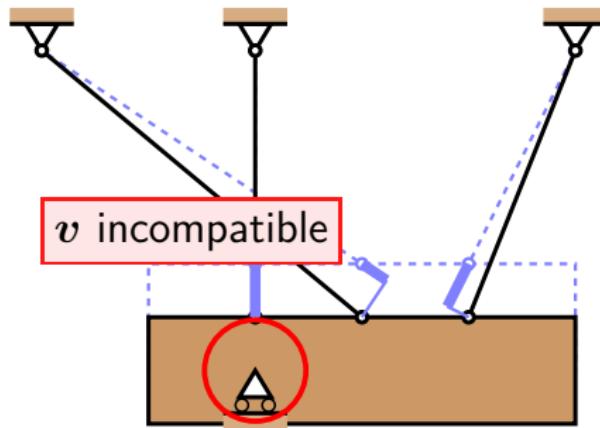
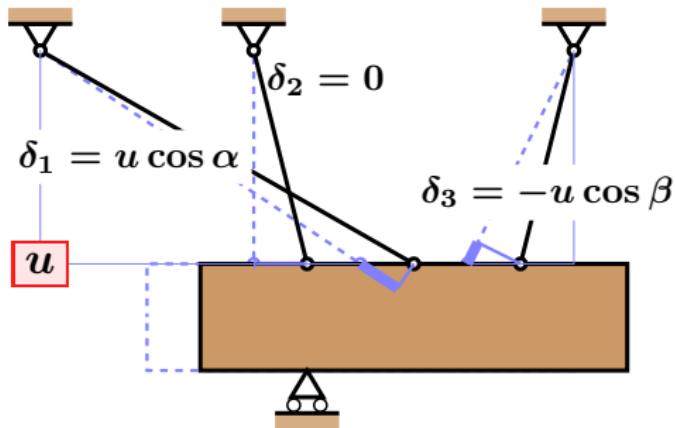
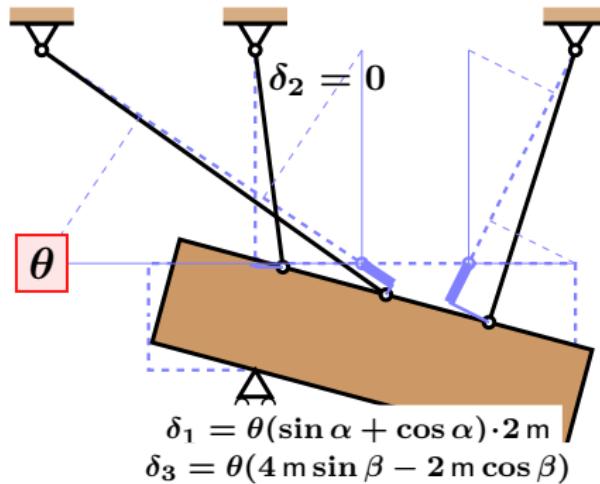
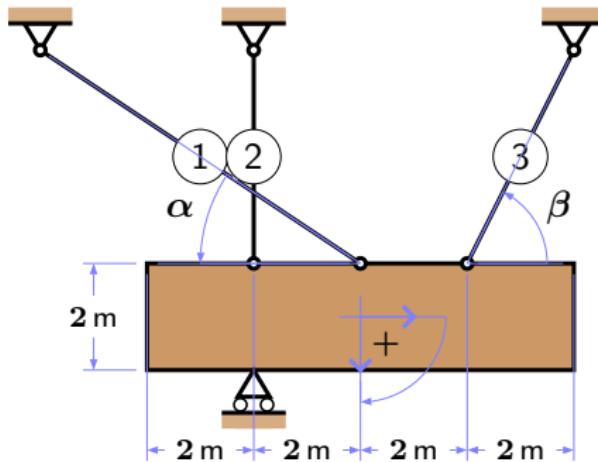
$$\begin{Bmatrix} H \\ V \end{Bmatrix} = \begin{bmatrix} 10,36 & -1,4 \\ -1,4 & 28,95 \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} u \\ v \end{Bmatrix}$$

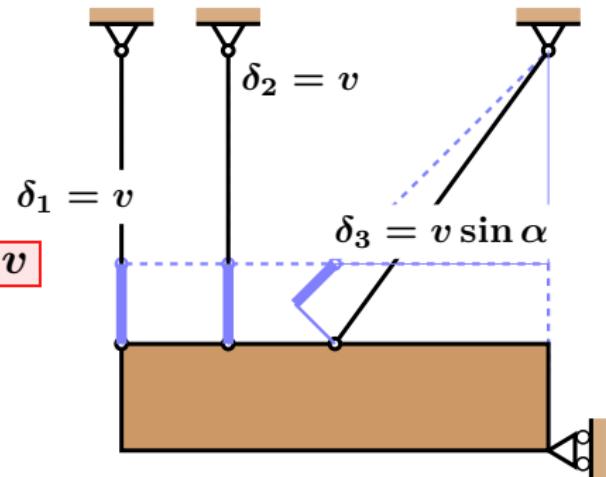
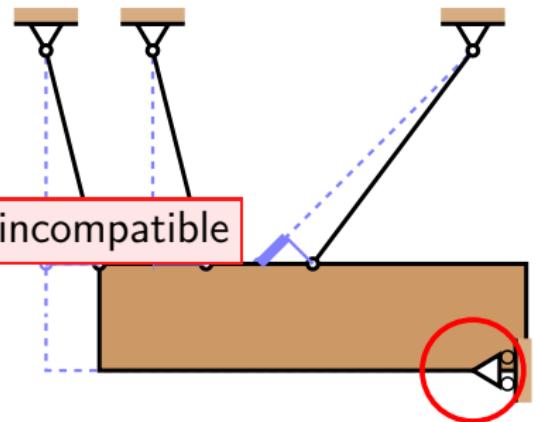
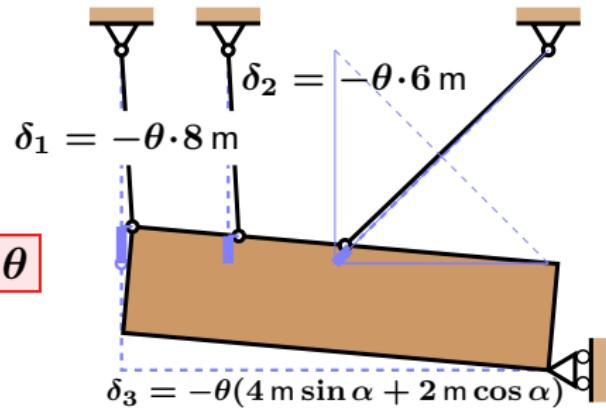
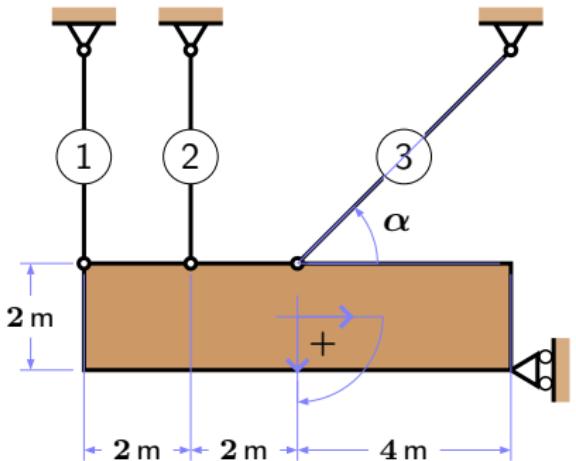
Con  $H = 0$  y  $V = 200 \text{ kN}$  resulta  $u = 0,94 \text{ mm}$  y  $v = 6,95 \text{ mm}$ .

	1	2	3
$N_i \text{ (kN)}$	77,2	105,6	47,4
$\sigma_i \text{ (N/mm}^2)$	246	336	151









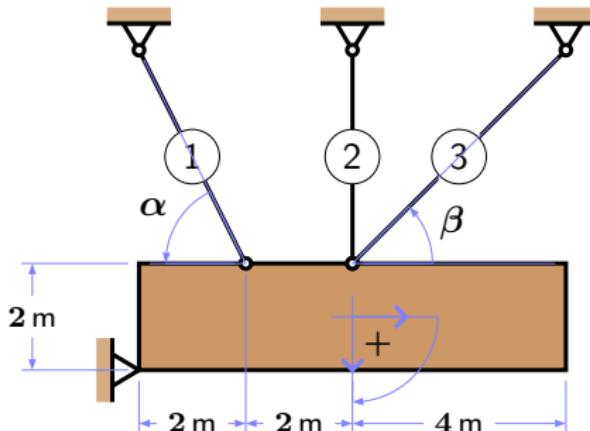
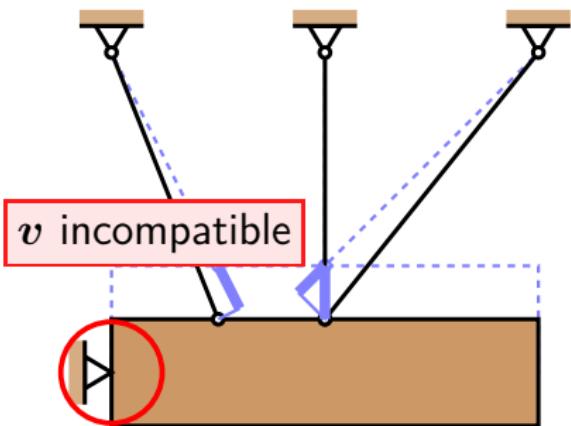
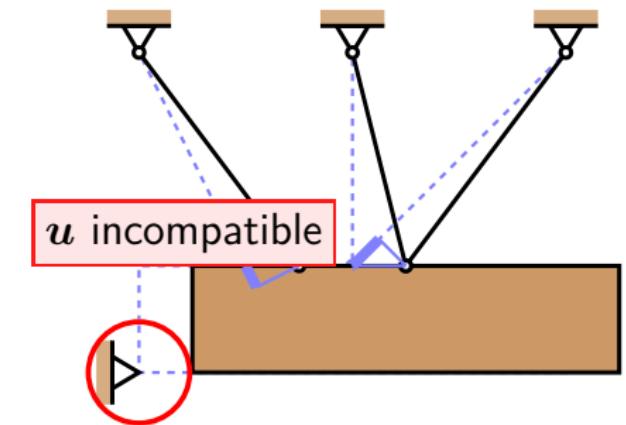
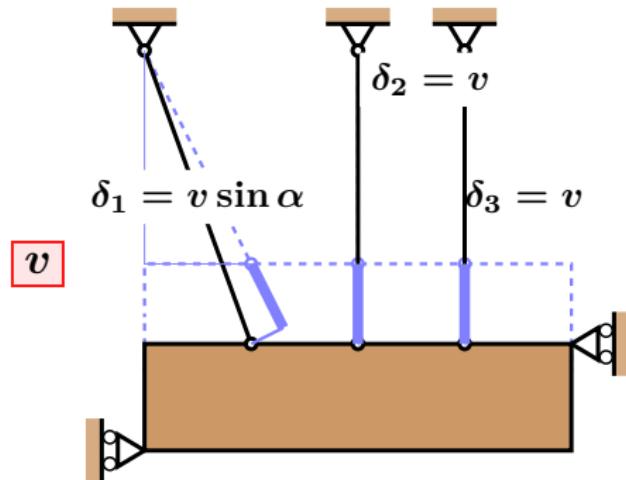
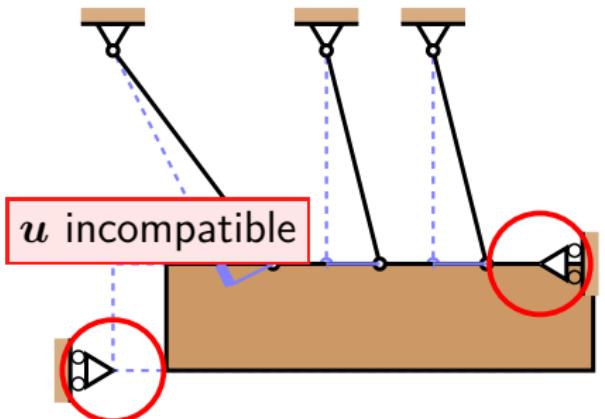
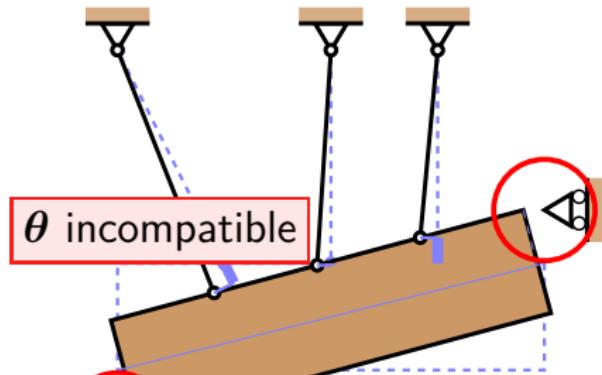
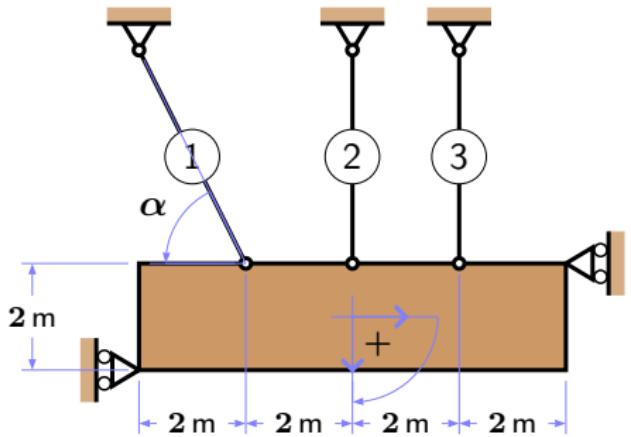


Diagram showing the beam system with a clockwise rotation  $\theta$  applied at node 2. The horizontal distance between the supports is 4 m, divided into two 2 m segments. The vertical height from the base to node 1 is 2 m. The angle between the cable 1-2 and the horizontal is  $\delta_1 = \theta(\cos \alpha + \sin \alpha) \cdot 2 \text{ m}$ , and the angle between the cable 2-3 and the horizontal is  $\delta_2 = \theta \cdot 4 \text{ m}$ . The angle between the cable 3-1 and the horizontal is  $\delta_3 = \theta(4 \text{ m} \sin \alpha - 2 \text{ m} \cos \alpha)$ .





# **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 15 de marzo de 2013

compuesto con *free software*:

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

Copyleft © Vázquez Espí, 2013