



**Universidad Politécnica de Madrid**  
**Escuela Universitaria de Ingeniería Técnica Industrial**

# **Vibraciones en máquinas**

José Antonio Lozano Ruiz



# Vibraciones en máquinas

## OBJETIVOS

- A) Estudio de las **vibraciones en ejes y árboles.**
- B) Concepto de **velocidad crítica.**
- C) Estudio de métodos de **cálculo** o estimación de frecuencias críticas en árboles de transmisión.



# Vibraciones en máquinas

## Contenido:

7.1. Introducción.

7.2. Vibración forzada causada por fuerzas centrífugas.

Concepto de resonancia y de velocidad crítica.

7.3. Cálculo de frecuencias naturales a flexión en árboles de transmisión.

7.4. Cálculo de frecuencias naturales a torsión en árboles de transmisión.

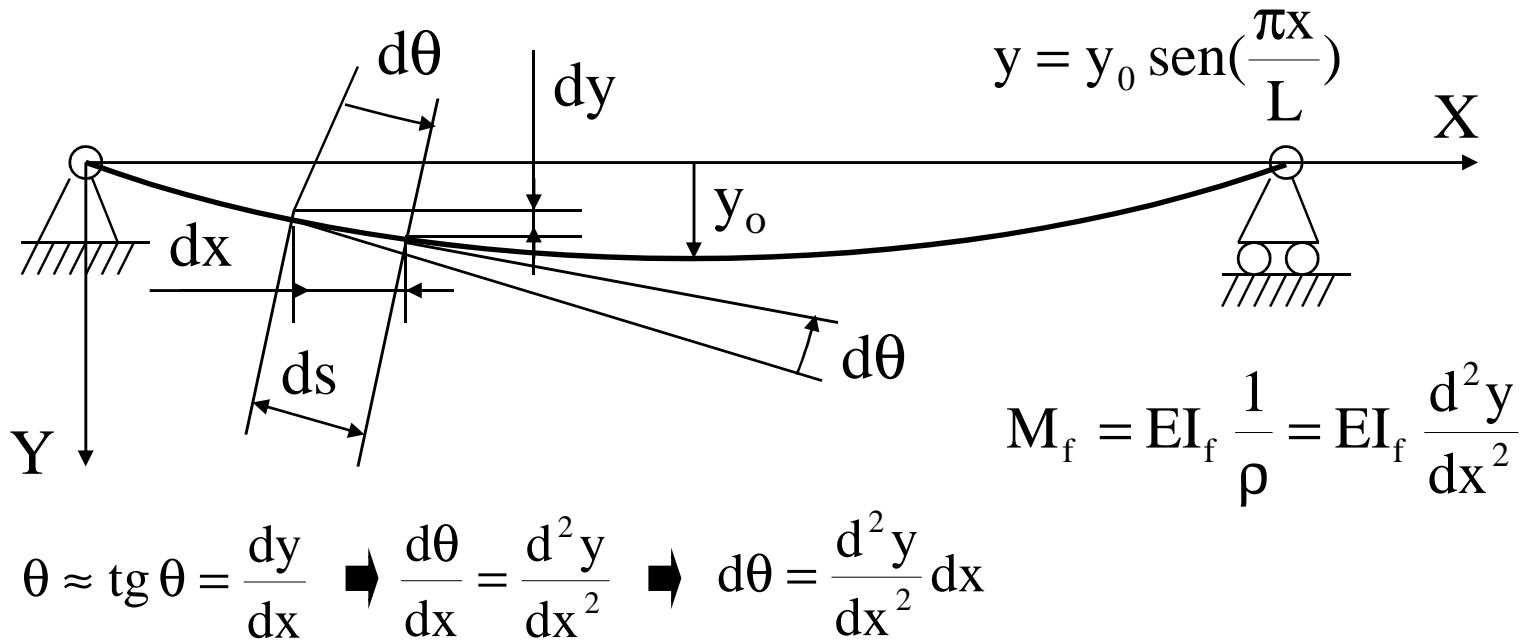


## Cálculo de frecuencias naturales a flexión

- A) Árboles de sección constante y masa distribuida uniformemente.
- B) Árboles con masas concentradas.



## $\omega_n$ de flexión en árboles de sección constante y masa distribuida uniformemente



$$dE_p = \frac{1}{2} M_f d\theta$$



$$dE_p = \frac{1}{2} M_f d\theta = \frac{1}{2} EI_f \left( \frac{d^2 y}{dx^2} \right)^2 dx$$

$$dm = \mu dx$$



$$v = \omega_n y$$



$$dE_c = \frac{1}{2} dm v^2 = \frac{1}{2} \mu \omega_n^2 y^2 dx$$



## $\omega_n$ de flexión en árboles de sección constante y masa distribuida uniformemente

$$\left. \begin{aligned} E p_{MAX} &= \frac{1}{2} E I_f \int_0^L \left( \frac{d^2 y}{dx^2} \right)^2 dx \\ E c_{MAX} &= \frac{1}{2} \mu \omega_n^2 \int_0^L y^2 dx \end{aligned} \right\}$$



Método de Rayleigh



$$E c_{MAX} = E p_{MAX}$$

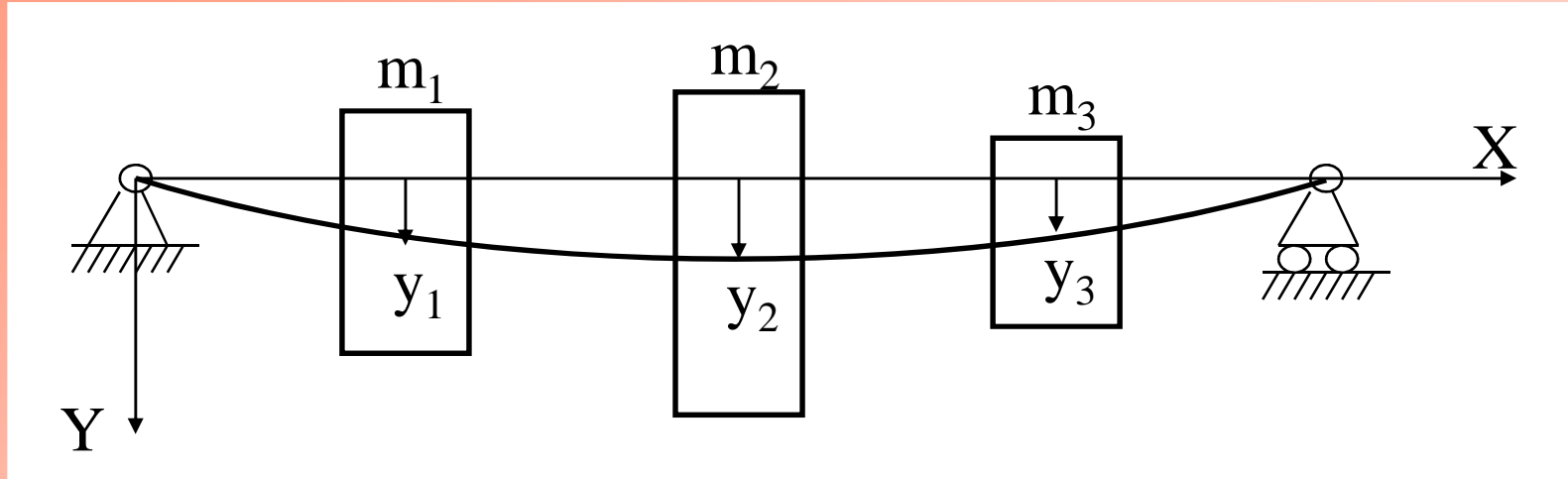
$$\frac{1}{2} \mu \omega_n^2 \int_0^L y^2 dx = \frac{1}{2} E I_f \int_0^L \left( \frac{d^2 y}{dx^2} \right)^2 dx$$

$$\omega_n^2 = \frac{E I_f \int_0^L \left( \frac{d^2 y}{dx^2} \right)^2 dx}{\mu \int_0^L y^2 dx} = \frac{E I_f \int_0^L \left( y_0 \frac{\pi^2}{L^2} \text{sen} \left( \frac{\pi x}{L} \right) \right)^2 dx}{\mu \int_0^L \left( y_0 \text{sen} \left( \frac{\pi x}{L} \right) \right)^2 dx} = \frac{E I_f}{\mu} \frac{\pi^4}{L^4}$$

$$\omega_n = \frac{\pi^2}{L^2} \sqrt{\frac{E I_f}{\mu}}$$



## $\omega_n$ de flexión en árboles con masas concentradas



$$E_{p_{MAX}} = \frac{1}{2} \sum_{i=1}^n m_i g y_i$$

$$E_{c_{MAX}} = \frac{1}{2} \sum_{i=1}^n m_i v_i^2 = \frac{1}{2} \sum_{i=1}^n m_i \omega_n^2 y_i^2$$



**Método de Rayleigh,**

$$E_{c_{MAX}} = E_{p_{MAX}}$$

$$\frac{1}{2} \sum_{i=1}^n m_i g y_i = \frac{1}{2} \omega_n^2 \sum_{i=1}^n m_i y_i^2 \quad \rightarrow$$

$$\omega_n = \sqrt{\frac{g \sum_{i=1}^n m_i y_i}{\sum_{i=1}^n m_i y_i^2}}$$

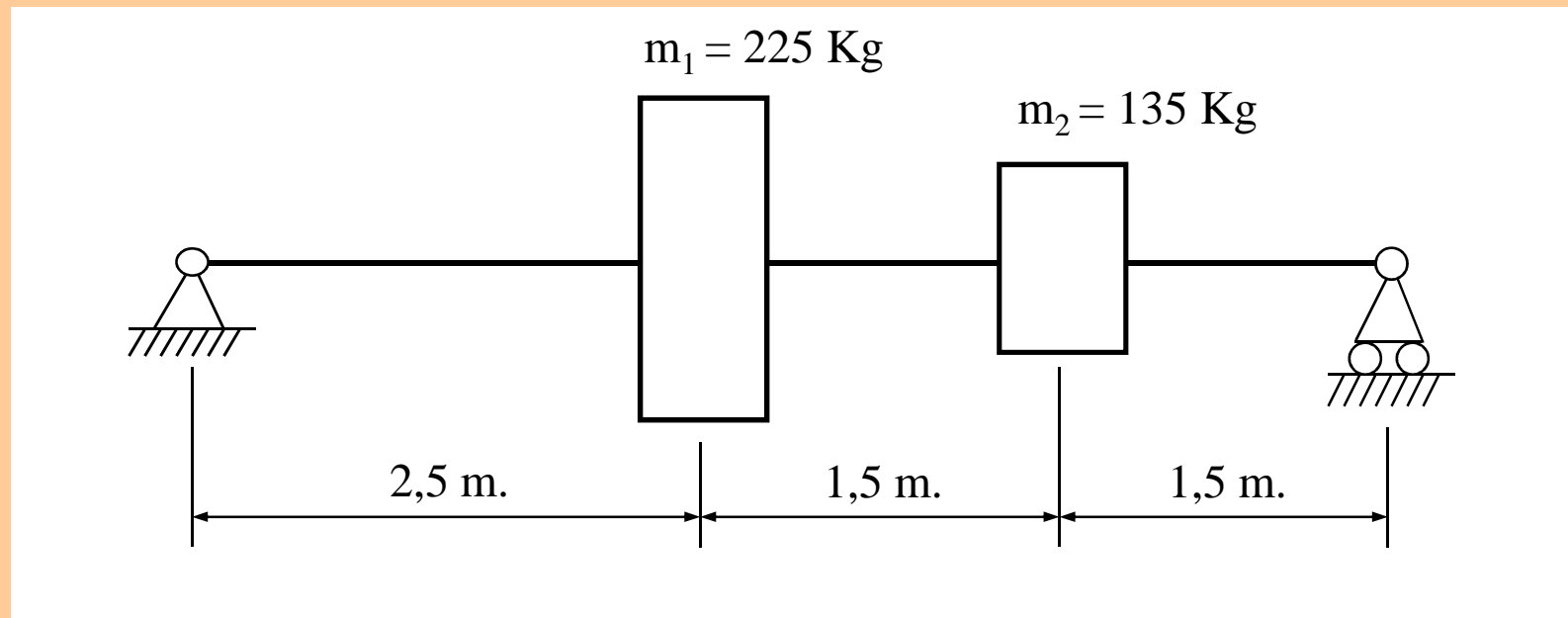


# Caso práctico 1

Enunciado:

Cálculo de la frecuencia natural del árbol de transmisión de la figura, con los datos que aparecen a continuación:

- Diámetro del árbol,  $d = 50 \text{ mm}$ .
- Módulo de Young del material,  $E = 2,1E^{11} \text{ N/m}^2$ .
- Despréciase el efecto de la masa del árbol.



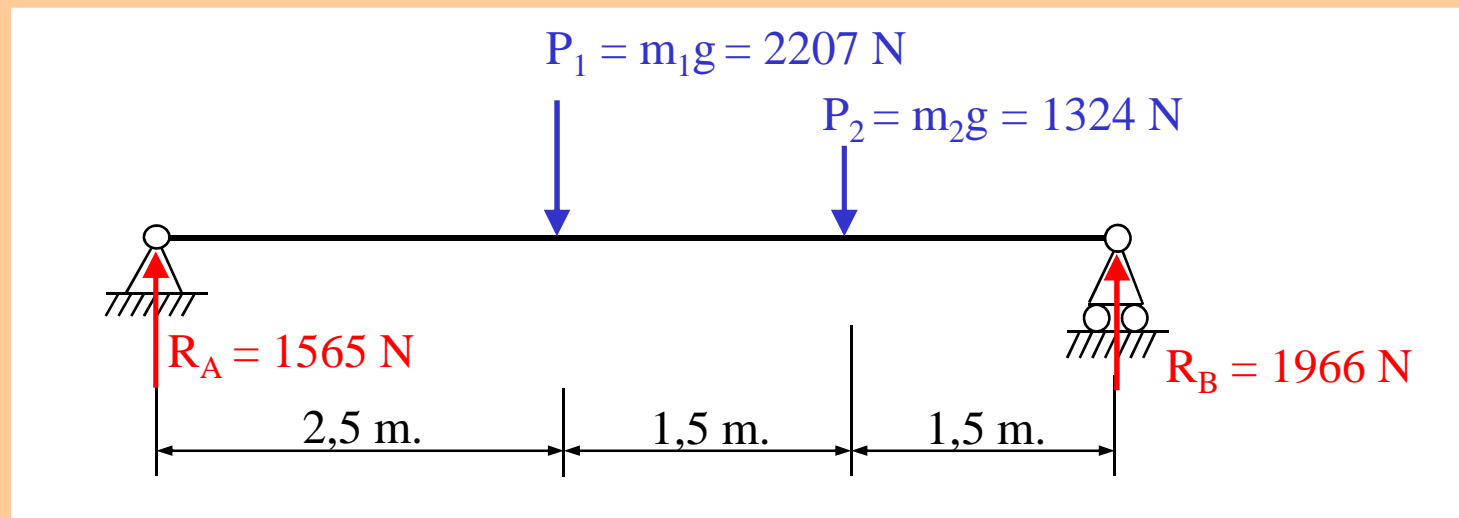




# Caso práctico 1

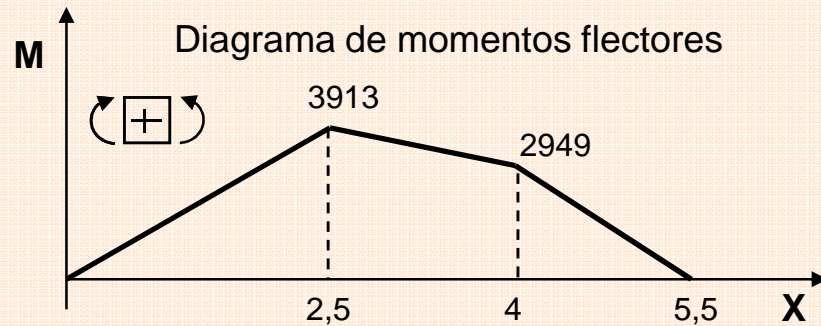
$$\omega_n = \sqrt{\frac{g \sum_{i=1}^2 m_i y_i}{\sum_{i=1}^2 m_i y_i^2}}$$

A) Cálculo de los desplazamientos  $y_1$  e  $y_2$





# Caso práctico 1



$$M|_0^{2,5} = 1565x$$

$$M|_{2,5}^4 = 1565x - 2207(x - 2,5) = -642x + 5518$$

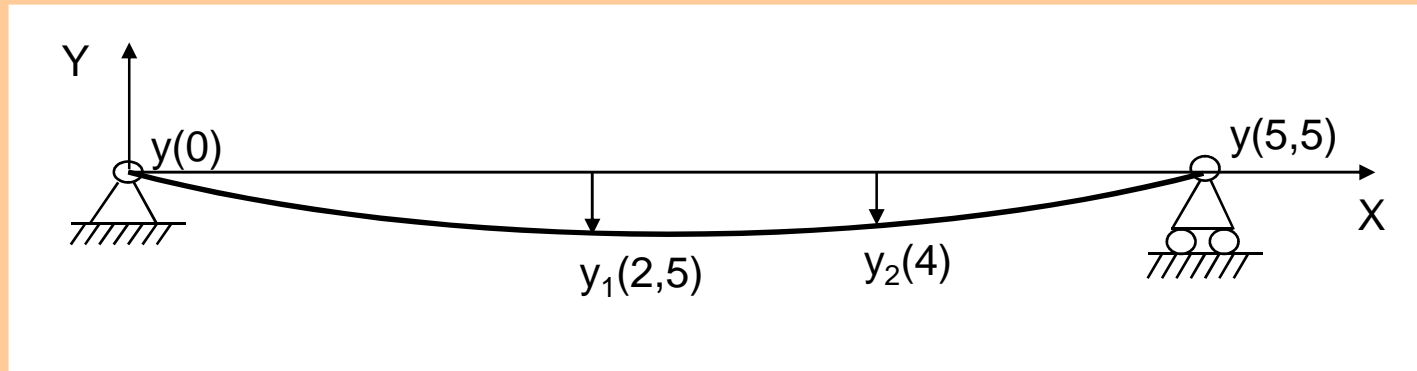
$$M|_4^{5,5} = -642x + 5518 - 1324(x - 4) = -1966x + 10813$$

$$M = EI \frac{1}{\rho} = EI \frac{d^2y}{dx^2} \quad \rightarrow \quad \frac{d^2y}{dx^2} = \frac{M}{EI}$$

$$\left\{ \begin{array}{l} \frac{dy}{dx} \Big|_0^{2,5} = \frac{1}{EI} \left( \frac{1565}{2} x^2 + C_1 \right) \\ \frac{dy}{dx} \Big|_{2,5}^4 = \frac{1}{EI} \left( -\frac{642}{2} x^2 + 5518x + C_2 \right) \\ \frac{dy}{dx} \Big|_4^{5,5} = \frac{1}{EI} \left( -\frac{1966}{2} x^2 + 10813x + C_3 \right) \end{array} \right. \quad \left\{ \begin{array}{l} y|_0^{2,5} = \frac{1}{EI} \left( \frac{1565}{6} x^3 + C_1 x + K_1 \right) \\ y|_{2,5}^4 = \frac{1}{EI} \left( -\frac{642}{6} x^3 + \frac{5518}{2} x^2 + C_2 x + K_2 \right) \\ y|_4^{5,5} = \frac{1}{EI} \left( -\frac{1966}{6} x^3 + \frac{10813}{2} x^2 + C_3 x + K_3 \right) \end{array} \right.$$



# Caso práctico 1



## Condiciones de contorno

- Apoyos del árbol

$$y|_0^{2,5}(0) = 0$$

$$y|_4^{5,5}(5,5) = 0$$

- Continuidad en  $x=2,5$  m.

$$y|_0^{2,5}(2,5) = y|_{2,5}^4(2,5)$$

$$\frac{dy}{dx}|_0^{2,5}(2,5) = \frac{dy}{dx}|_{2,5}^4(2,5)$$

- Continuidad en  $x=4$  m.

$$y|_{2,5}^4(4) = y|_4^{5,5}(4)$$

$$\frac{dy}{dx}|_{2,5}^4(4) = \frac{dy}{dx}|_4^{5,5}(4)$$

$$K_1 = 0$$

$$109031 + 5,5C_3 + K_3 = 0$$

$$4076 + 2,5C_1 = 15572 + 2,5C_2 + K_2$$

$$4891 + C_1 = 11789 + C_2$$

$$37296 + 4C_2 + K_2 = 65533 + 4C_3 + K_3$$

$$16936 + C_2 = 27524 + C_3$$

$$K_1 = 0$$

$$K_2 = 5750,132$$

$$K_3 = 19876,629$$

$$C_1 = -5948,49$$

$$C_2 = -12847,372$$

$$C_3 = -23441,976$$



# Caso práctico 1

$$y|_0^{2,5} = \frac{1}{EI} (260,833x^3 - 5948,49x)$$

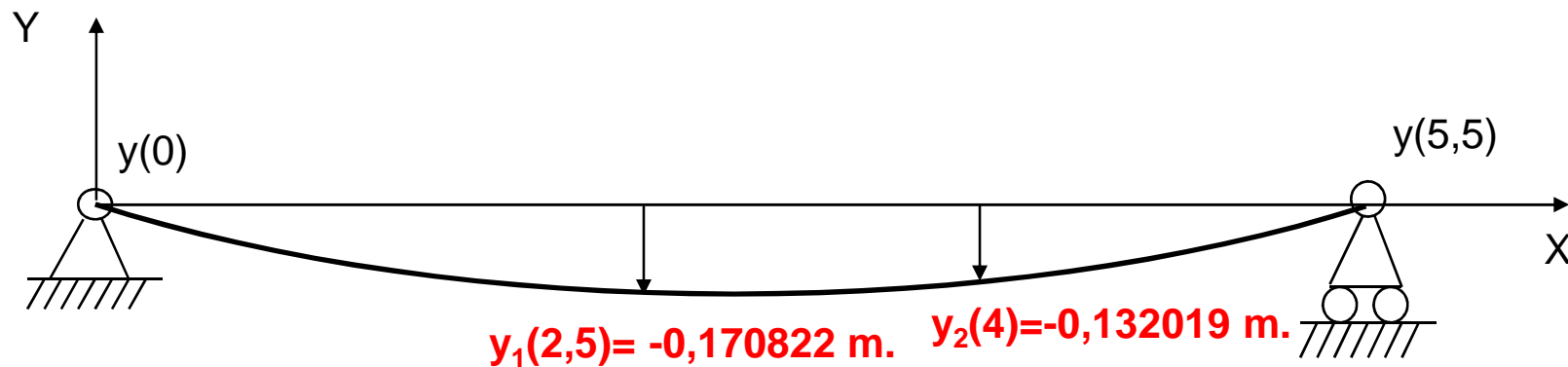
$$y|_{2,5}^4 = \frac{1}{EI} (-107x^3 + 2759x^2 - 12847,372x + 5750,132)$$

$$y|_4^{5,5} = \frac{1}{EI} (-327,667x^3 + 5406,5x^2 - 23441,976x + 19876,629)$$

$$E = 2,1 \cdot 10^{11} \text{ N/m}^2$$

$$I = \frac{\pi d^4}{64} = \frac{\pi 0,05^4}{64} = 3,06796 \cdot 10^{-7} \text{ m}^4$$

$$\left. \begin{array}{l} E = 2,1 \cdot 10^{11} \text{ N/m}^2 \\ I = 3,06796 \cdot 10^{-7} \text{ m}^4 \end{array} \right\} EI = 64427,193091 \text{ Nm}^2$$





# Caso práctico 1

$$\omega_n = \sqrt{\frac{g \sum_{i=1}^2 m_i y_i}{\sum_{i=1}^2 m_i y_i^2}} = \sqrt{\frac{g(m_1 y_1 + m_2 y_2)}{(m_1 y_1^2 + m_2 y_2^2)}}$$

$$m_1 = 225 \text{ Kg.} \quad y_1 = 0,170822 \text{ m.}$$

$$m_2 = 135 \text{ Kg.} \quad y_2 = 0,132019 \text{ m.}$$

$$\omega_n = \sqrt{\frac{9,81(225 \cdot 0,170822 + 135 \cdot 0,132019)}{(225 \cdot 0,170822^2 + 135 \cdot 0,132019^2)}} = 7,866 \text{ rad / s.}$$

$$\omega_n = 7,866 \text{ rad/s.}$$



# Caso práctico 1

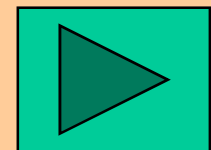
Comentario final:

¿Influencia de la masa del árbol?

$$\rho = 7800 \text{ Kg/m}^3.$$

$$m = \rho V = \rho AL = \rho \frac{\pi d^2}{4} L = 7,8 \cdot 10^3 \frac{\pi \cdot 0,05^2}{4} 5,5 = 84,234 \text{ Kg.}$$

$$m_1 + m_2 = 225 + 135 = 360 \text{ Kg.}$$



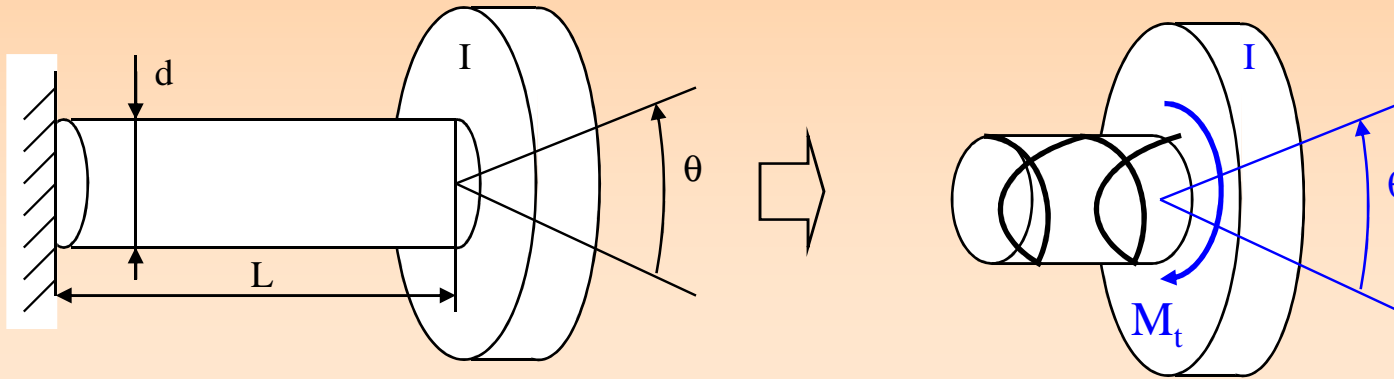


## Cálculo de frecuencias naturales a torsión

- A) Árboles de sección constante y un extremo fijo.
- B) Árboles de sección constante y extremos libres.
- C) Árboles de sección variable y un extremo fijo.
- D) Tren de dos árboles de transmisión.



## $\omega_n$ de torsión en árboles de sección constante y un extremo fijo



$$M_t = GI_0 \frac{\theta}{L} = K_t \theta$$

$$K_t = \frac{GI_0}{L}$$

$$\sum M = I\alpha$$

$$-K_t \theta = I \frac{d^2 \theta}{dt^2}$$

$$I \frac{d^2 \theta}{dt^2} + K_t \theta = 0$$

$$\theta = e^{rt}$$

$$\rightarrow Ir^2 + K_t = 0$$

$$\rightarrow r_{1,2} = \pm \sqrt{-\frac{K_t}{I}}$$

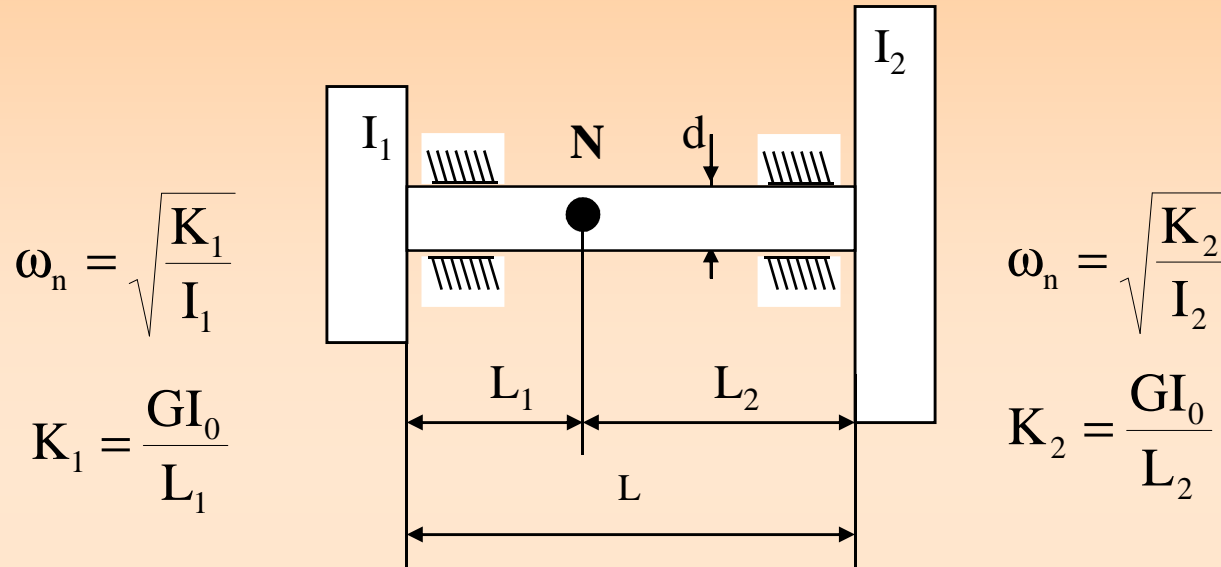
$$\theta = A_1 e^{i\omega_n t} + A_2 e^{-i\omega_n t}$$

$$\omega_n = \sqrt{\frac{K_t}{I}}$$





## $\omega_n$ de torsión en árboles de sección constante y extremos libres



$$\omega_n = \sqrt{\frac{K_1}{I_1}} = \sqrt{\frac{K_2}{I_2}} \Rightarrow \frac{GI_0}{I_1 L_1} = \frac{GI_0}{I_2 L_2} \Rightarrow \frac{L_2}{I_1} = \frac{L_1}{I_2} = \frac{L_1 + L_2}{I_1 + I_2}$$

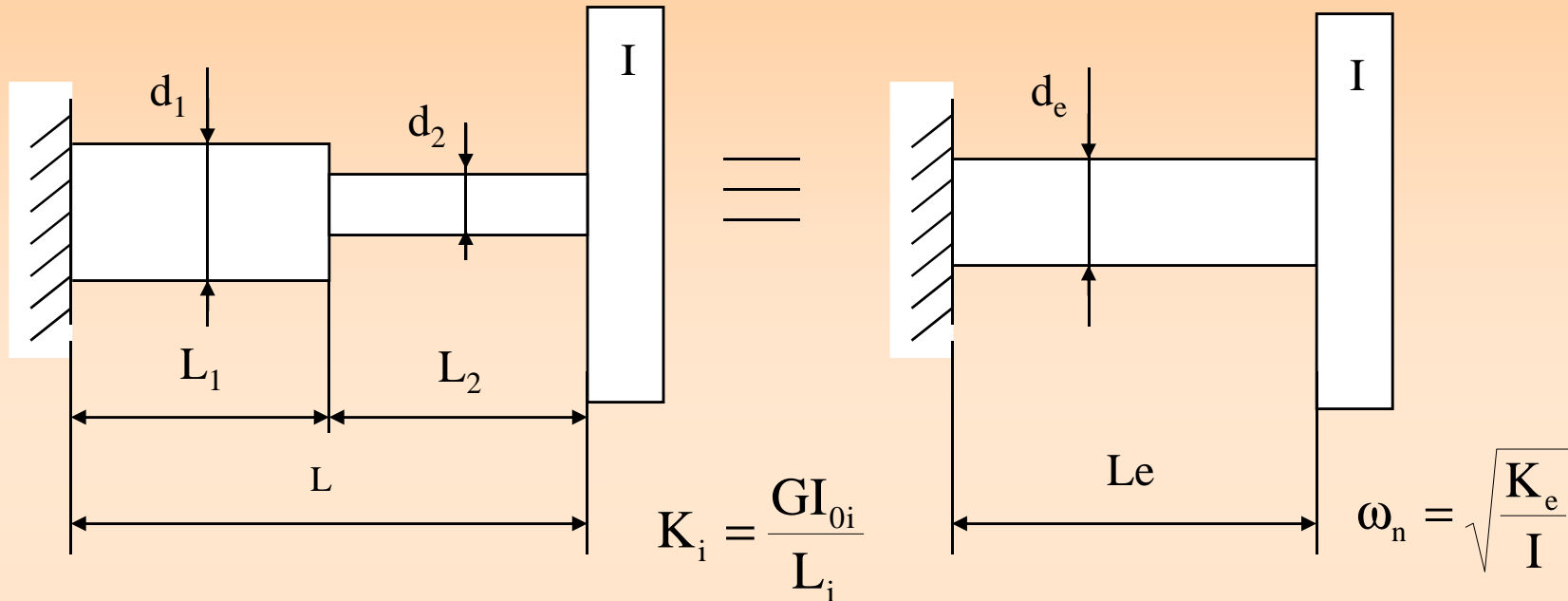
$$\left. \begin{array}{l} L_1 = L \frac{I_2}{I_1 + I_2} \\ L_2 = L \frac{I_1}{I_1 + I_2} \end{array} \right\}$$

$$\omega_n = \sqrt{\frac{GI_0}{I_1 L_1}} = \sqrt{\frac{GI_0}{I_2 L_2}}$$

$$\omega_n = \sqrt{\frac{GI_0}{L} \frac{I_1 + I_2}{I_1 I_2}}$$



## $\omega_n$ de torsión en árboles de sección variable y un extremo fijo



$$M = K_1 \theta_1 = K_2 \theta_2$$

$$M = K_e \theta$$

$$\theta = \theta_1 + \theta_2$$

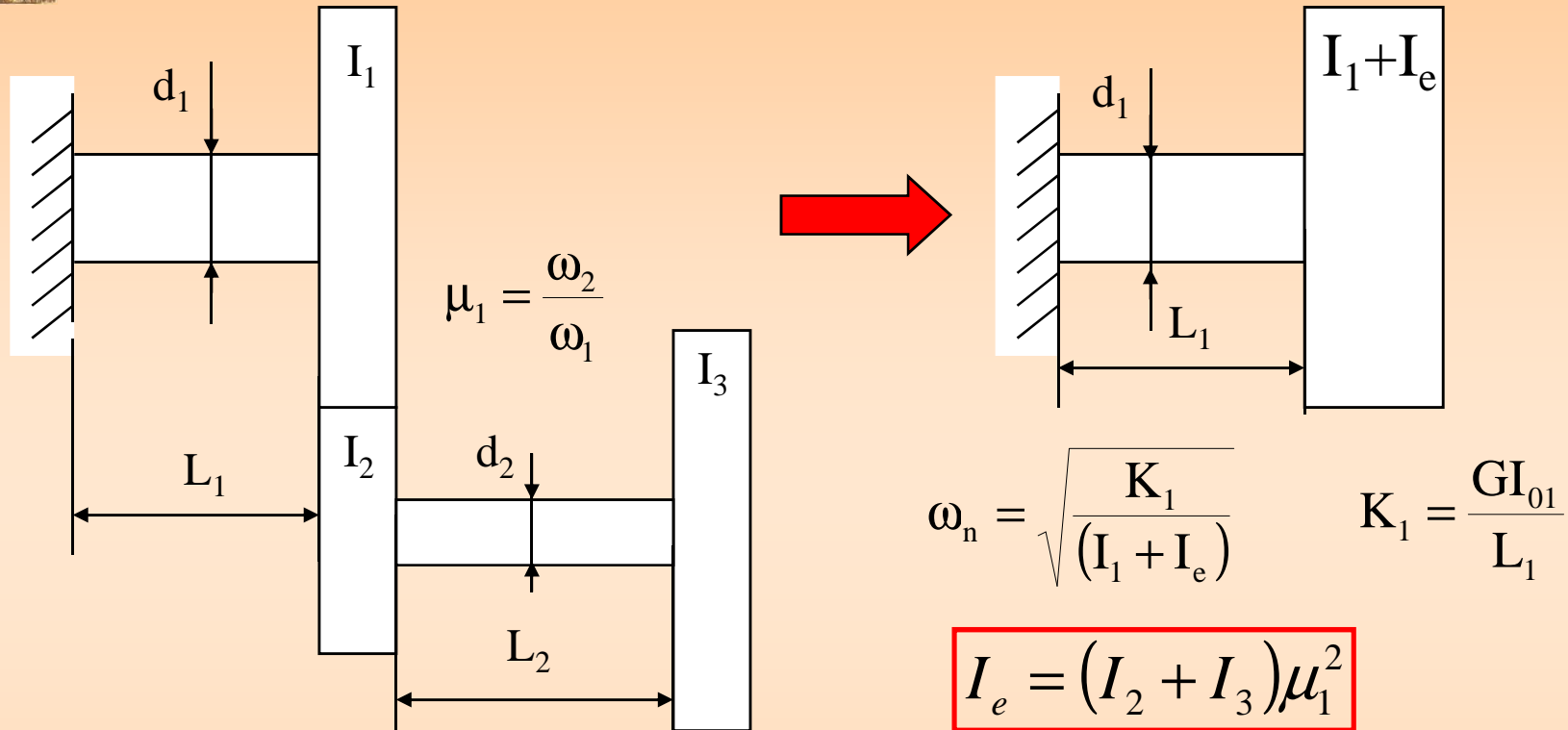
$$\frac{M}{K_e} = \frac{M}{K_1} + \frac{M}{K_2}$$

$$K_e = \frac{K_1 K_2}{K_1 + K_2}$$

$$\omega_n = \sqrt{\frac{K_e}{I}} = \sqrt{\frac{1}{I} \frac{K_1 K_2}{K_1 + K_2}}$$



## $\omega_n$ de torsión en trenes de árboles de transmisión



$$\omega_n = \sqrt{\frac{K_1}{(I_1 + I_e)}} = \sqrt{\frac{GI_{01}}{L_1} \frac{1}{[I_1 + (I_2 + I_3)\mu_1^2]}}$$