

8. GAIA. BIBRAZIOAK .....	2
8.1 PROBLEMA 8.1 .....	2
8.1.1 ENUNTZIATUA.....	2
8.1.2 EBAZPENA .....	3
8.2 PROBLEMA 8.2 .....	4
8.2.1 ENUNTZIATUA.....	4
8.2.2 EBAZPENA .....	5
8.3 PROBLEMA 8.3 .....	6
8.3.1 ENUNTZIATUA.....	6
8.3.2 EBAZPENA .....	7

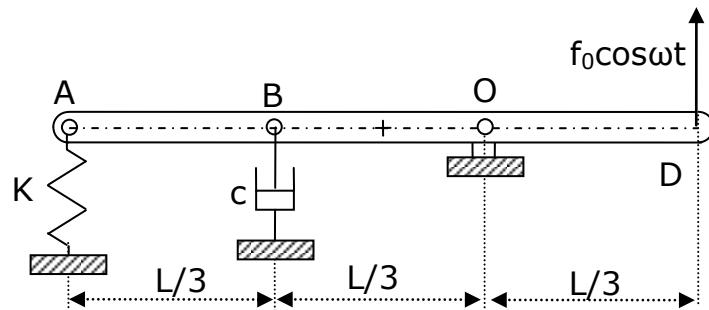
## 8. GAIA. BIBRAZIOEN TEORIA

### 8.1 PROBLEMA 8.1

#### 8.1.1 ENUNTZIATUA

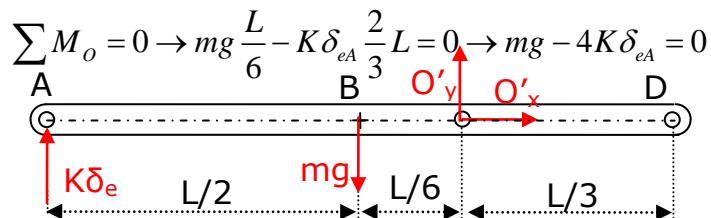
AD barra homogeneoa da, m masakoa eta L luzerakoa. A puntuaren K zurruntasun-koefizienteko malgukiarekin, B puntuaren c motelgarritasun-koefizienteko motelgailuarekin eta O puntuaren giltzadura finkoarekin lotuta dago. D puntuaren goraka doan indar harmoniko batek eragiten du.

Kalkulatu bibrazioen ekuazio diferentziala

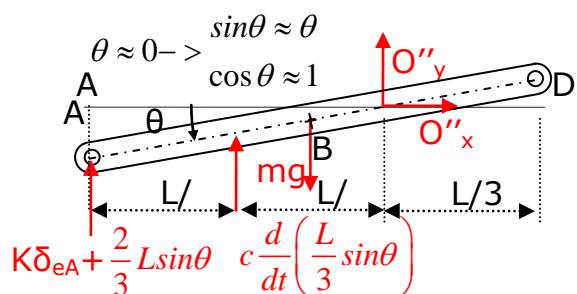


## 8.1.2 EBAZPENA

Irudian AD barraren solido askearen diagrama, posizio horizontalean oreka estatikoari dagokiona.



Irudian AD barraren solido askearen diagrama posizio orokor batean  $\theta$  angelua biratuta horizontalarekiko:



$$\sum M_o = I_o \ddot{\theta}$$

$$f_0 \cos \omega t \frac{L}{3} \cos \theta + mg \frac{L}{6} \cos \theta - c \frac{L}{3} \cos \theta \dot{\theta} - \left( K\delta_{eA} + K \frac{2}{3} L \sin \theta \right) \frac{2}{3} L \cos \theta = \left[ \frac{mL^2}{12} + m \left( \frac{L}{6} \right)^2 \right] \ddot{\theta}$$

$\theta$  angelua oso txikia denean:  $\sin \theta \approx \theta$  eta  $\cos \theta \approx 1$

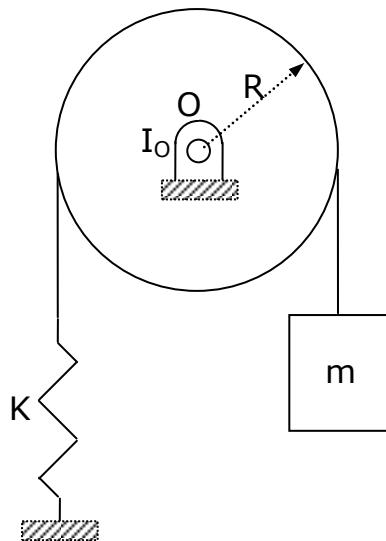
$$\ddot{\theta} + \frac{c}{m} \dot{\theta} + \frac{4K}{m} \theta = \frac{3F_0}{mL} \cos \omega t$$

## 8.2 PROBLEMA 8.2

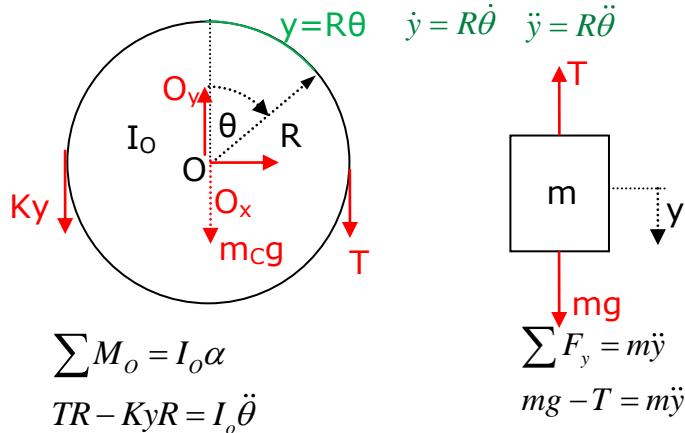
### 8.2.1 ENUNTCIATUA

Irudiko  $R$  erradioko poleak O-rekiko  $I_0$  inertzia-momentua du eta kablea ez da irristatzen polearen gainean.  $m$  masako blokea  $x$  distantzia jaisten da bere oreka estatikoarekiko eta  $t=0$  aldiunean geldirik dagoenean askatzen da. Honakoa kalkulatzea eskatzen da:

- Sistemaren higidura bibratorioaren ekuazio differentzuala
- Sistemaren maiztasun naturala



## 8.2.2 EBAZPENA



$$mgR - m\ddot{y}R - KRy = I_o \frac{\ddot{y}}{R} \rightarrow \left( m + \frac{I_o}{R^2} \right) \ddot{y} + Ky = mg$$

Oreka estatikoko kokapenean ( $t=0$ ) atsedenaldian egonda ekuazio diferentziala bete behar da:

$$t=0 \rightarrow \begin{cases} \ddot{y}=0 \\ y=y_0 \end{cases} \rightarrow \left( m + \frac{I_o}{R^2} \right) 0 + Ky_0 - mg = 0 \rightarrow Ky_0 - mg = 0$$

Orain  $y = y_0 + x \rightarrow \dot{y} = \dot{x} \rightarrow \ddot{y} = \ddot{x}$

$$\left( m + \frac{I_o}{R^2} \right) \ddot{x} + K(y_0 + x) - mg = 0 \rightarrow \left( m + \frac{I_o}{R^2} \right) \ddot{x} + Kx + \underbrace{Ky_0 - mg}_{=0} = 0 \rightarrow \left( m + \frac{I_o}{R^2} \right) \ddot{x} + Kx = 0$$

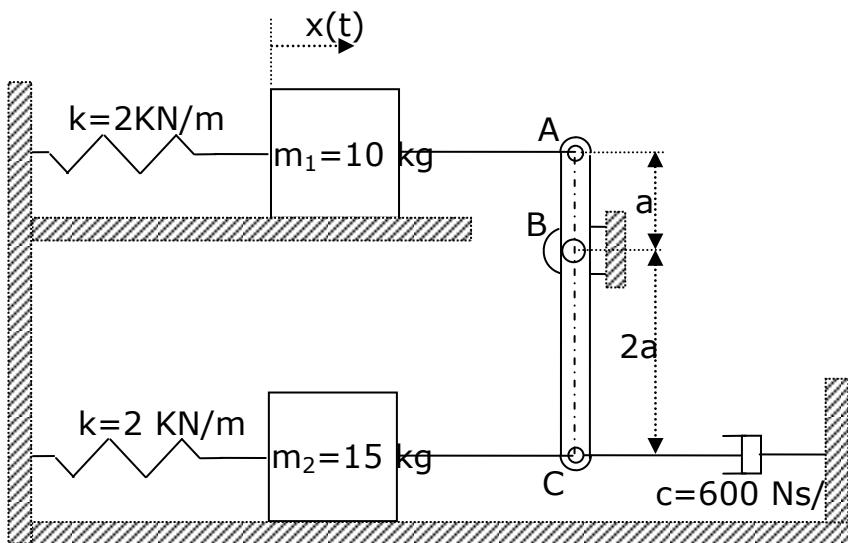
$$\omega = \sqrt{\frac{K_{sistema}}{m_{sistema}}} \rightarrow \omega = \sqrt{\frac{K}{m + \frac{I_o}{R^2}}}$$

## 8.3 PROBLEMA 8.3

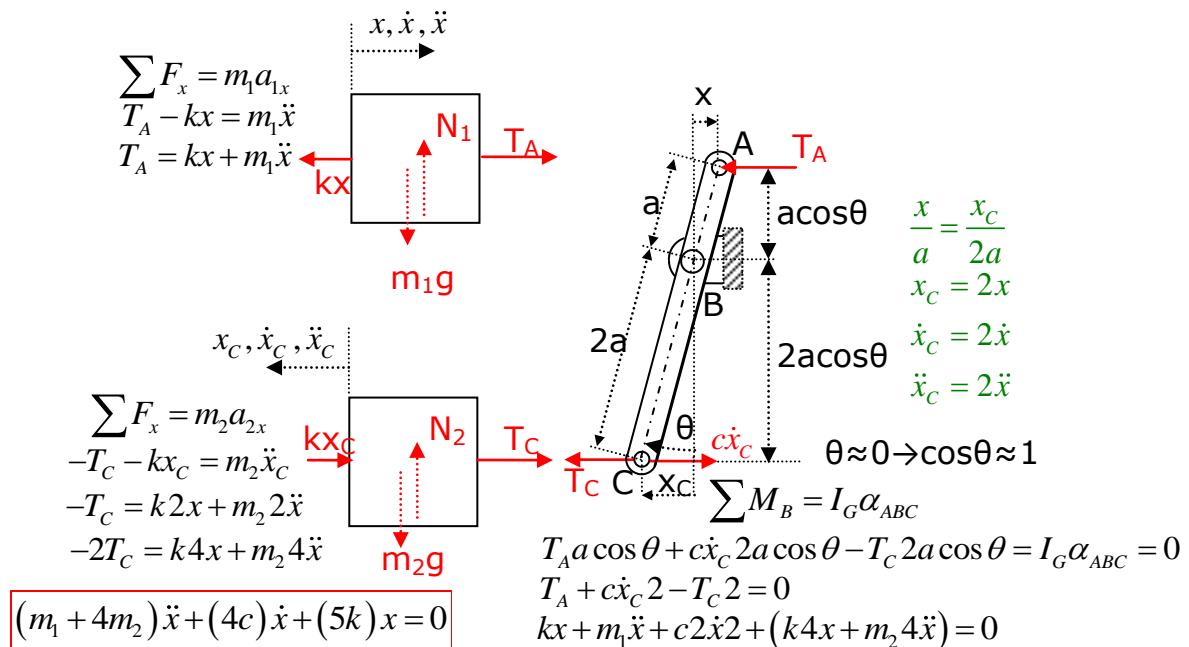
### 8.3.1 ENUNTCIATUA

Irudiko bi masek marruskadurak gabeko zoru horizontalen gainean irrista egiten dute. Oreka estatikoko posizioan, ABC barra bertikala da, bere masa mespretxagarria izanik. Anplitude txikiko oszilazioak direla kontuan hartuz eta  $a = 100 \text{ mm}$  jakinik honakoa kalkulatzea eskatzen da:

- a) Sistemaren higidura bibratorioaren ekuazio differentziala
- b) Sistemaren maiztasun naturala
- c) Sistemaren motelgarritasun kritikoa
- d) Sistemaren motelgarritasun erlatiboa.



### 8.3.2 EBAZPENA



a)  $(m_1 + 4m_2)\ddot{x} + (4c)\dot{x} + (5k)x = 0$

b)  $\omega = \sqrt{\frac{K_{sistema}}{m_{sistema}}} \rightarrow \omega = \sqrt{\frac{5k}{m_1 + 4m_2}} \rightarrow \omega = \sqrt{\frac{5 \cdot 2 \cdot 10^3}{10 + 4(15)}} \Rightarrow \omega = 11,95 \text{ rad s}^{-1}$

c)  $\bar{c} = 2m_{sistema}\omega_{sistema} \rightarrow \bar{c} = 2(m_1 + 4m_2) \sqrt{\frac{5k}{m_1 + 4m_2}} \rightarrow \bar{c} = 1673 \text{ N} \cdot \text{s} \cdot \text{m}^{-1}$

d)  $\xi = \frac{c}{\bar{c}} \rightarrow \xi = \frac{4c}{\bar{c}} \rightarrow \xi = 1,434$

Oharra: Mekanismoa bere orekako kokapenetik aterata, solido askearen diagramak irudikatuz eta dinamikako ekuazioak aplikatuz higidura bibratorioaren ekuazio diferentziala lortu da.

