

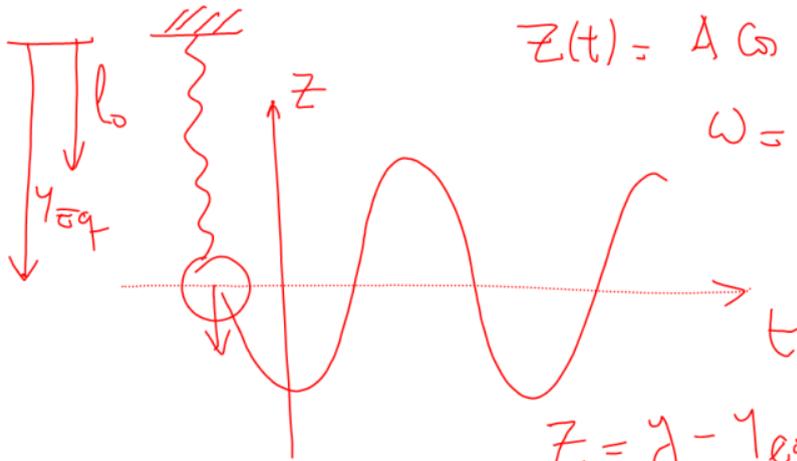
En este caso, pos. equil.

$$k \cdot s = mg$$

$$k \cdot (y_e - l_0) = mg$$

$$y_e = l_0 + \frac{mg}{k}$$

Si el sistema anterior se perturba de su condición de equilibrio \rightarrow PAS

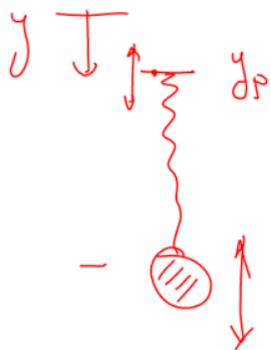


$$z(t) = A \cos(\omega t - \phi)$$

$$\omega = \sqrt{\frac{k}{m}}$$

$$\underline{z = y - y_{eq}}$$

Que pesa se abre se introduce un
forzante externo



$$m \ddot{y} = \sum F = mg - K[(y - y_p) - \overbrace{b}^{\delta}]$$

$$m \ddot{y} = \bar{m}g - \bar{K}y + K y_p + K b$$

$$\text{C.V. } z = y - \underline{y_{ex}} = y - \left(b + \frac{mg}{K} \right)$$

$$\underline{m \ddot{z} = -Kz + K y_p}$$

$$m \ddot{z} = -Kz + ky_p$$

Considerons $y_p(t) = A \sin(\omega t)$

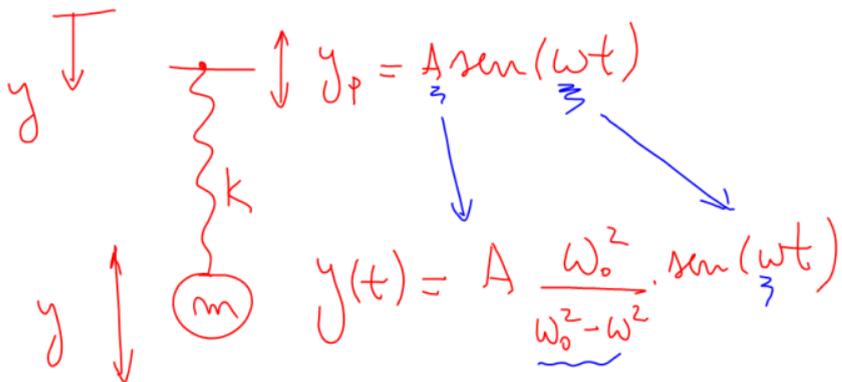
$$m \ddot{z} = -Kz + KA \sin(\omega t)$$

Supposons $z(t) = B \sin(\omega t)$

$$\omega_0^2 = \frac{K}{m} \quad \ddot{z} = -\omega_0^2 z + \omega_0^2 A \sin(\omega t)$$

$$-B\omega^2 \sin(\omega t) = -\omega_0^2 B \sin(\omega t) + \omega_0^2 A \sin(\omega t)$$

$$B = \frac{\omega_0^2}{\omega_0^2 - \omega^2} A$$



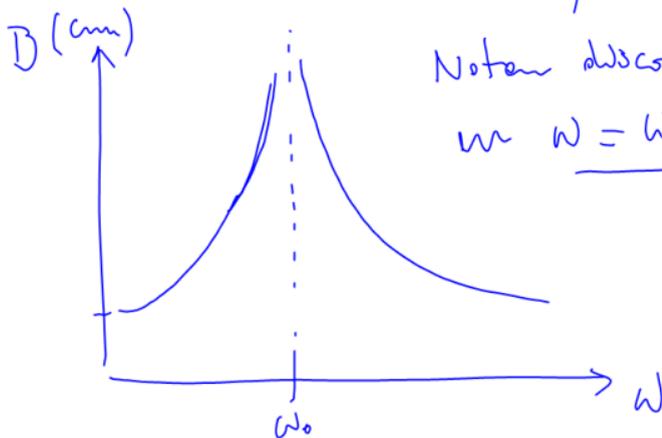
$$\omega_0 = \text{frecuencia natural} = \sqrt{\frac{k}{m}}$$

$$\omega = \text{frecuencia del forzamiento}$$

$$A = \text{Amplitud} \quad \checkmark \quad \checkmark$$

La amplitude de la masse m

$$B = A \cdot \frac{\omega_0^2}{\omega_0^2 - \omega^2}$$



Noter discontinuité

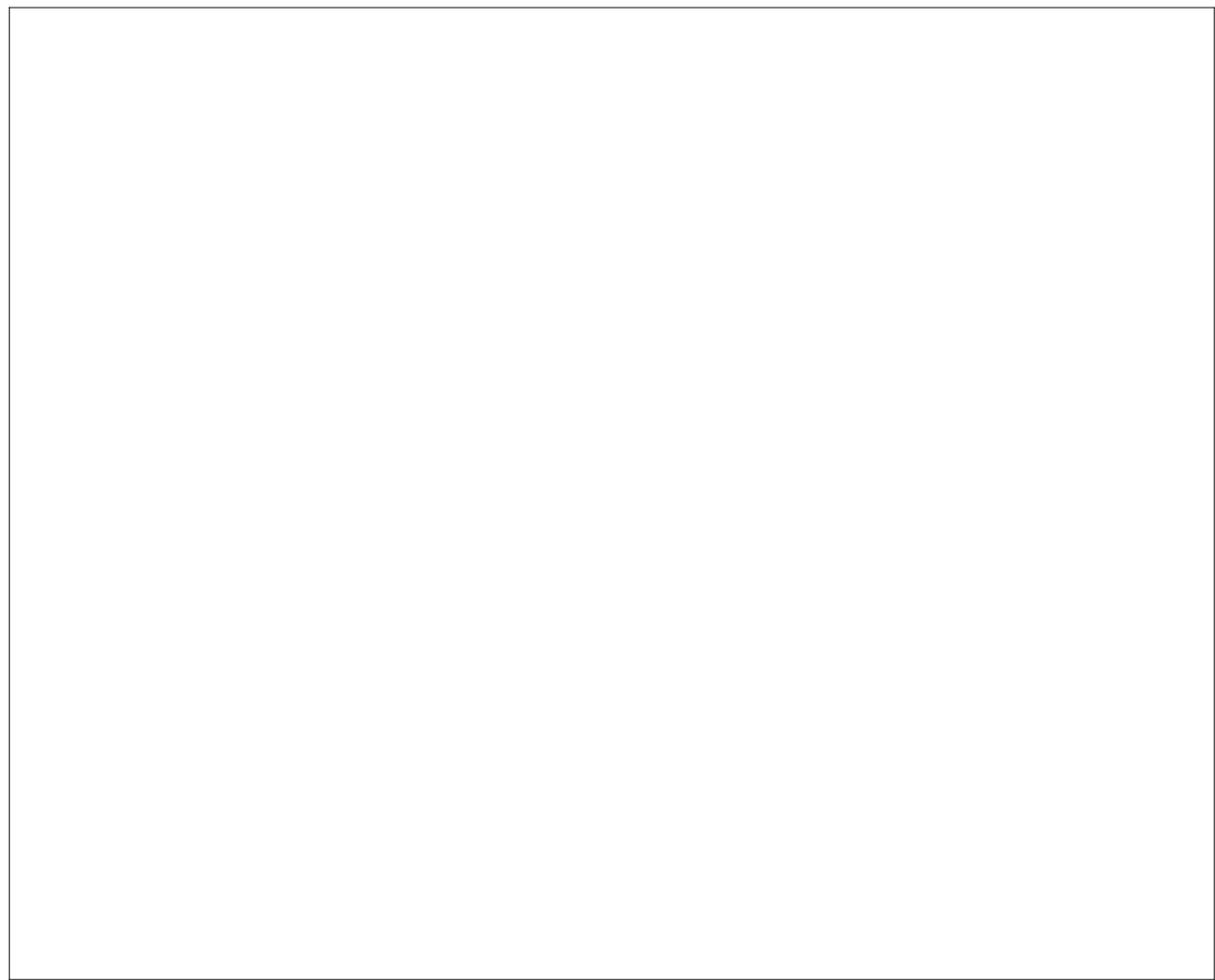
en $\omega = \omega_0$

Aplicaciones:

① Diseño de edificios. Sismos $\rightarrow \omega$

El desafío es construir un edificio con ω_0 lo mas distinto de ω posible.

② "Dicen" que microondas tienen una frecuencia (Ondas EM) similar a la frecuencia intrínseca del H_2O



manera sinusoidal, es decir $y(t) = y_o \sin(\omega t)$. Debemos insistir que el movimiento del carro pequeño es relativo al carro grande. De este modo el origen $0'$ de la coordenada $y(t)$ se encuentra fijo al carro grande.

El punto de partida entonces es escribir la ecuación de Newton para el centro de masa del sistema:

$$(M + m) \frac{d^2}{dt^2} \left(\frac{M \cdot x + m \cdot (x + y)}{M + m} \right) = -kx - b\dot{x}. \quad (13)$$

Es importante notar que en este modelo el roce viscoso solo actúa sobre la masa M , y no sobre la masa pequeña m . Con un poco de álgebra se obtiene

$$\ddot{x} + \frac{1}{\tau} \dot{x} + \omega_o^2 x = -\frac{m}{M + m} \ddot{y}, \quad (14)$$

donde ahora $\tau = (M + m)/b$ y $\omega_o^2 = k/(M + m)$. Suponemos ahora que el carro pequeño tiene algún tipo de motor que permite asegurar que $y(t) = y_o \sin(\omega t)$ para todo t , entonces $\ddot{y} = -y_o \omega^2 \sin(\omega t)$. Con esto, la ecuación de Newton resulta

$$\ddot{x} + \frac{1}{\tau} \dot{x} + \omega_o^2 x = \frac{m y_o \omega^2}{M + m} \sin(\omega t), \quad (15)$$

que básicamente igual a la ecuación (6) salvo que la constante que va delante de $\sin(\omega t)$, llamada F_o , ya no es independiente de ω . La solución analítica (7) no cambia, sólo debe cambiarse F_o/M por $m y_o \omega^2 / (M + m)$. De igual manera, la amplitud de la solución estacionaria $B(\omega)$ cambia sólo en el reemplazo $F_o/M \rightarrow m y_o \omega^2 / (M + m)$, es decir si cambia como función de ω . Explícitamente tenemos

$$B = \frac{m y_o \omega^2 / (M + m)}{\sqrt{\dots}}. \quad (16)$$

tiene algún tipo de motor que permite asegurar que $y(t) = y_0 \sin(\omega t)$ para todo t , entonces $\ddot{y} = -y_0 \omega^2 \sin(\omega t)$. Con esto, la ecuación de Newton resulta

$$\ddot{x} + \frac{1}{\tau} \dot{x} + \omega_o^2 x = \frac{m y_0 \omega^2}{M + m} \sin(\omega t), \quad (15)$$

que básicamente igual a la ecuación (6) salvo que la constante que va delante de $\sin(\omega t)$, llamada F_o/M , ya no es independiente de ω . La solución analítica (7) no cambia, sólo debe cambiarse F_o/M por $m y_0 \omega^2 / (M + m)$. De igual manera, la amplitud de la solución estacionaria $B(\omega)$ cambia sólo en el reemplazo $F_o/M \rightarrow m y_0 \omega^2 / (M + m)$, es decir si cambia como función de ω . Explicitamente tenemos

$$B = \frac{m y_0 \omega^2 / (M + m)}{\sqrt{(\omega_o^2 - \omega^2)^2 + \left(\frac{\omega}{\tau}\right)^2}}$$

ω_i freq. "externa"
(16)

ω_o freq. natural

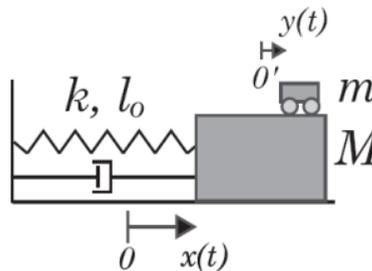


Figura 5: Esquema de un oscilador amortiguado compuesto por un resorte, una masa y algún tipo de roce. El forzaje externo sobre la masa M se obtiene por un movimiento oscilatorio impuesto a la masa m , es decir con $y(t) = y_0 \sin(\omega t)$.

