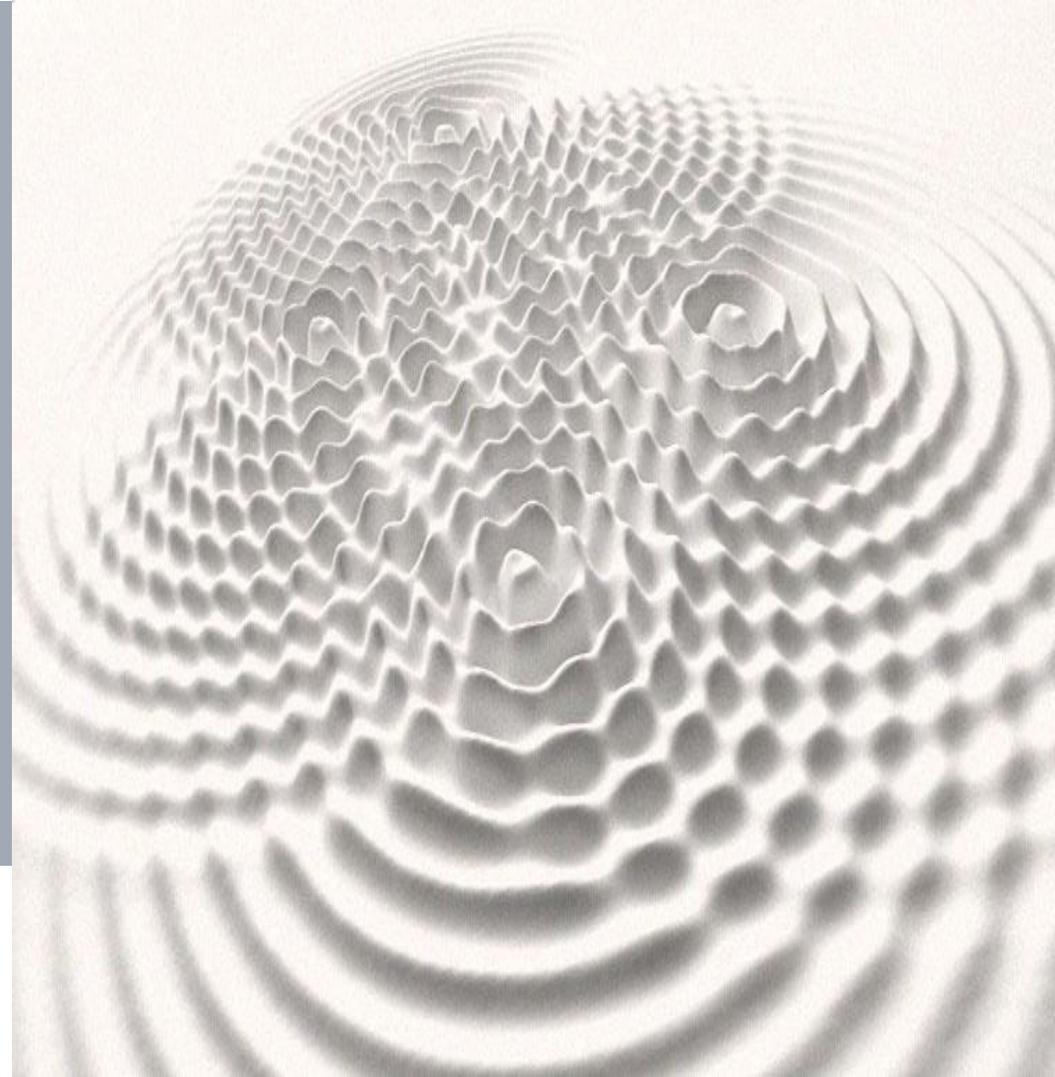


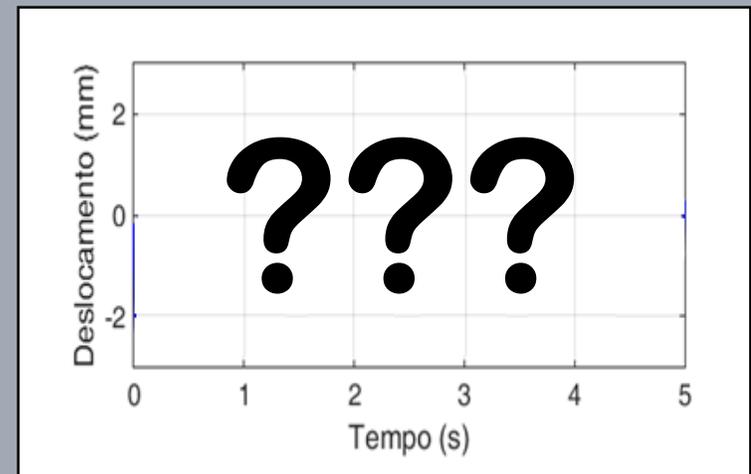
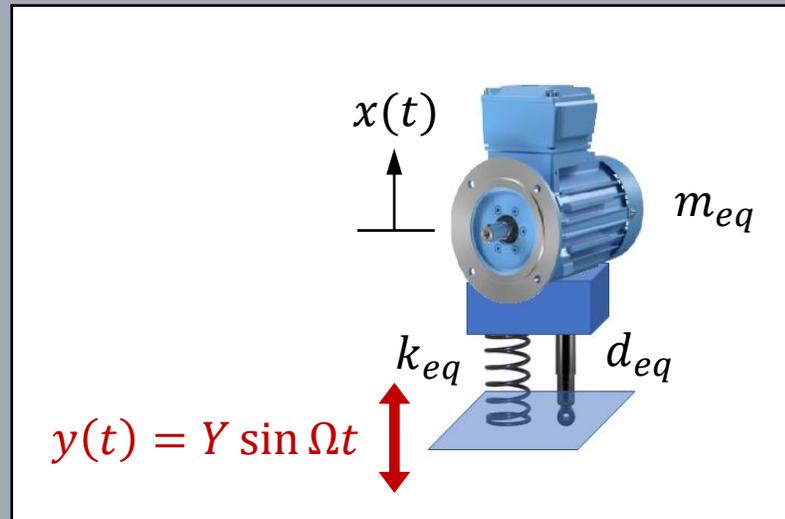
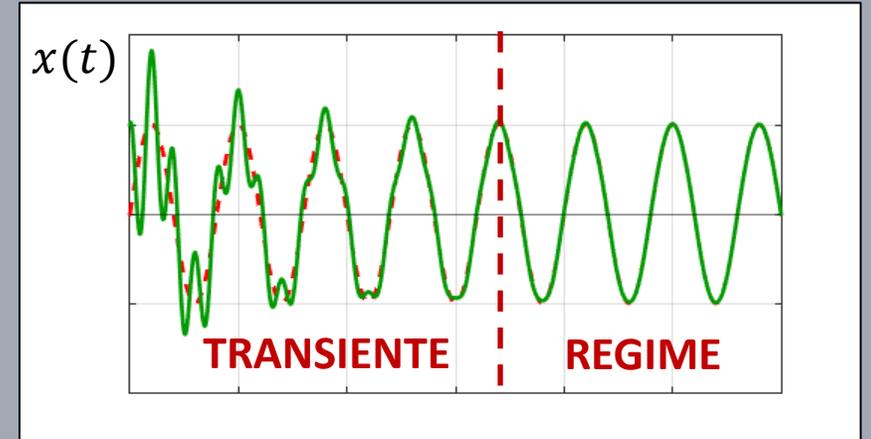
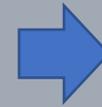
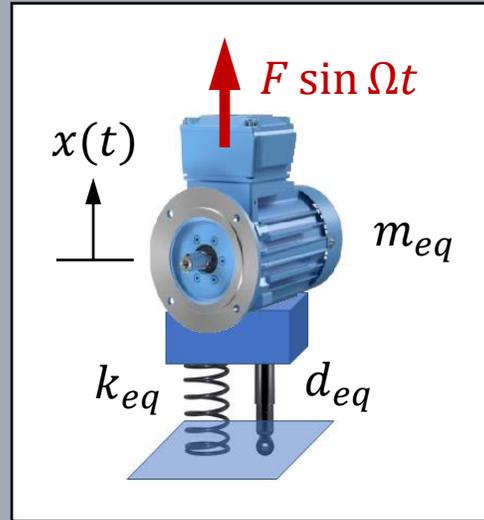
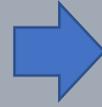
SEM 172 – Vibrações Mecânicas

Prof. Rodrigo Nicoletti

AULA 8 – Vibração Forçada Movimento de Base

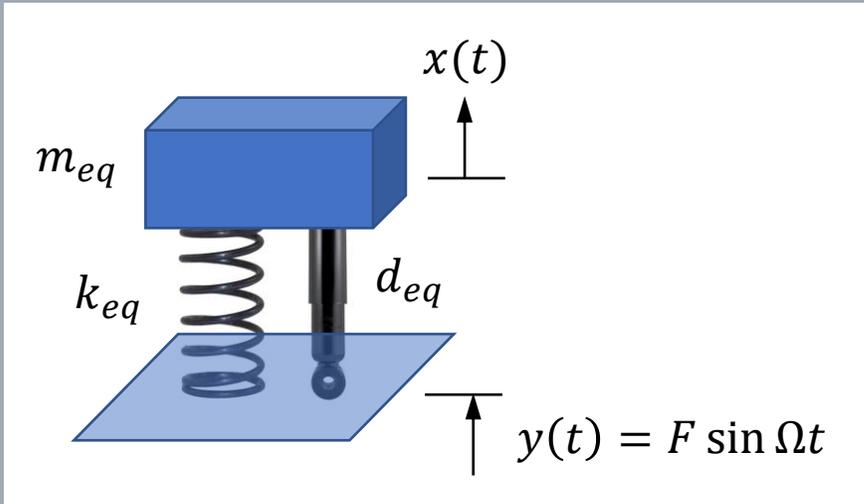


Resposta Forçada

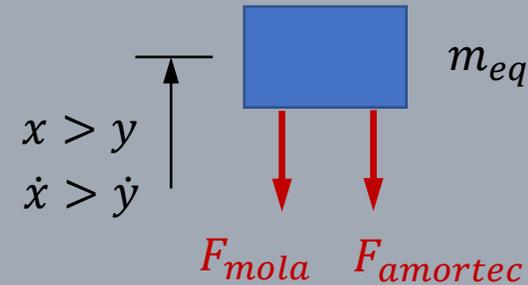


Vibração Forçada por Movimento da Base

Equação de Movimento do Sistema



Fazendo-se o DCL do corpo e aplicando-se a 2ª lei de Newton:



$$m_{eq}\ddot{x} = -F_{amortec} - F_{mola} = -d_{eq}(\dot{x} - \dot{y}) - k_{eq}(x - y)$$

$$\Rightarrow m_{eq}\ddot{x} + d_{eq}\dot{x} + k_{eq}x = d_{eq}\dot{y} + k_{eq}y$$

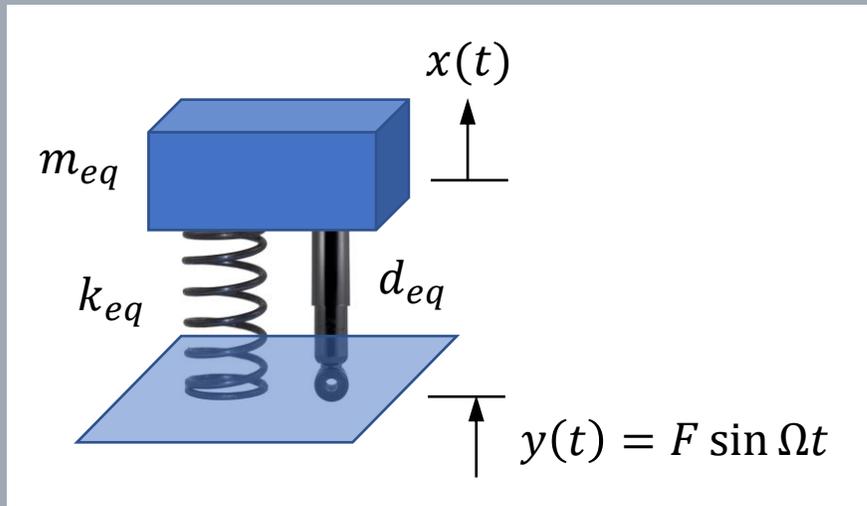
Eq. Movimento do Sistema

Fazendo-se uma transformação de coordenadas:

$$z(t) = x(t) - y(t)$$

Tem-se: $m_{eq}\ddot{z} + d_{eq}\dot{z} + k_{eq}z = -m_{eq}\ddot{y}$

Resposta Forçada



Para uma excitação harmônica: $y(t) = Y \sin \Omega t$

$$\Rightarrow \dot{y}(t) = \Omega Y \cos \Omega t$$

$$\Rightarrow \ddot{y}(t) = -\Omega^2 Y \sin \Omega t$$

Pode-se assumir que a resposta também será harmônica:

$$z(t) = Z \sin(\Omega t - \phi) \Rightarrow \dot{z}(t) = \Omega Z \cos(\Omega t - \phi)$$

$$\Rightarrow \ddot{z}(t) = -\Omega^2 Z \sin(\Omega t - \phi)$$

Substituindo na equação, tem-se:

$$-m_{eq} \Omega^2 Z \sin(\Omega t - \phi) + d_{eq} \Omega Z \cos(\Omega t - \phi) + k_{eq} Z \sin(\Omega t - \phi) = m_{eq} \Omega^2 Y \sin \Omega t$$

Abrindo os senos e cossenos e rearranjando, pode-se escrever:

$$\begin{cases} Z[(k_{eq} - m_{eq} \Omega^2) \cos \phi + d_{eq} \Omega \sin \phi] = m_{eq} \Omega^2 Y & (1) \\ Z[-(k_{eq} - m_{eq} \Omega^2) \sin \phi + d_{eq} \Omega \cos \phi] = 0 & (2) \end{cases}$$

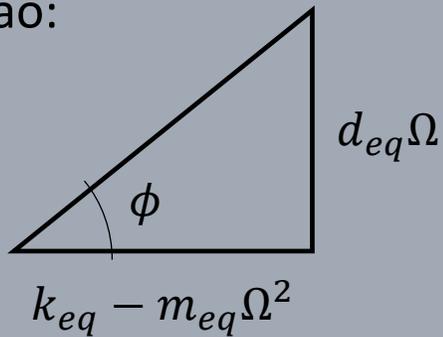
Resposta Forçada

Da equação (2), tem-se:

$$\phi = \tan^{-1} \left(\frac{d_{eq}\Omega}{k_{eq} - m_{eq}\Omega^2} \right)$$

Fase da resposta $z(t)$ em relação a $y(t)$

Então:



$$\sin \phi = \frac{d_{eq}\Omega}{\sqrt{(k_{eq} - m_{eq}\Omega^2)^2 + (d_{eq}\Omega)^2}}$$

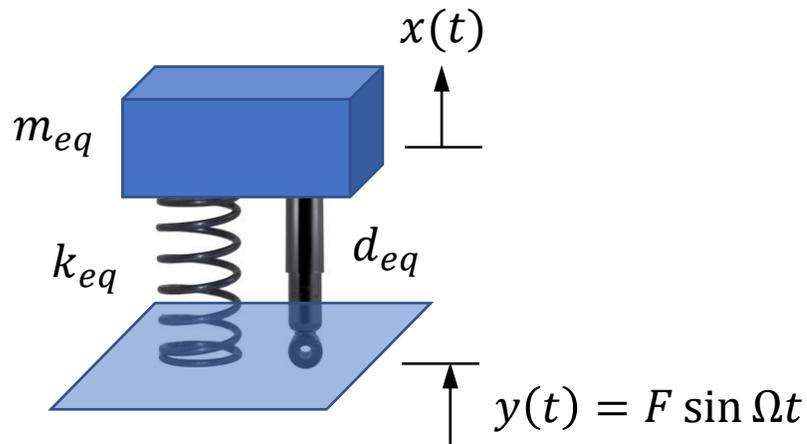
$$\cos \phi = \frac{k_{eq} - m_{eq}\Omega^2}{\sqrt{(k_{eq} - m_{eq}\Omega^2)^2 + (d_{eq}\Omega)^2}}$$

Portanto, da equação (1):

$$Z = \frac{m_{eq}\Omega^2 Y}{\sqrt{(k_{eq} - m_{eq}\Omega^2)^2 + (d_{eq}\Omega)^2}}$$

Amplitude da Resposta $z(t)$

Resposta Forçada



Porém, sabemos que: $z(t) = x(t) - y(t) \Rightarrow x(t) = z(t) + y(t)$

Supondo resposta também harmônica: $x(t) = X \sin(\Omega t - \psi)$

Então: $X \sin(\Omega t - \psi) = Z \sin(\Omega t - \phi) + Y \sin \Omega t$

Abrindo os senos e cossenos e rearranjando, pode-se escrever:

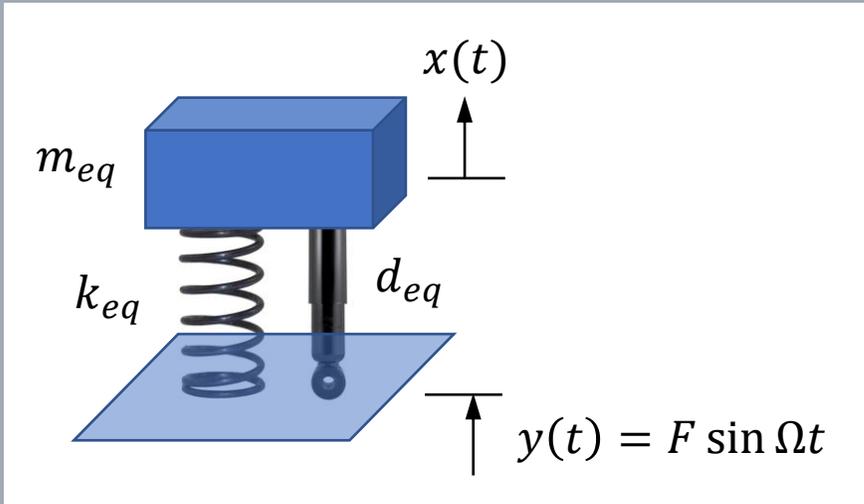
$$\begin{cases} X \cos \psi - Z \cos \phi = Y & (3) \\ X \sin \psi - Z \sin \phi = 0 & (4) \end{cases}$$

Dividindo-se (4) por (3), tem-se:

$$\psi = \tan^{-1} \left[\frac{m_{eq} d_{eq} \Omega^3}{k_{eq} (k_{eq} - m_{eq} \Omega^2) + (d_{eq} \Omega)^2} \right]$$

Fase da resposta $x(t)$ em relação a $y(t)$

Resposta Forçada



Então:

$m_{eq} d_{eq} \Omega^3$

ψ

$\left\{ \begin{array}{l} \sin \psi \\ \cos \psi \end{array} \right.$

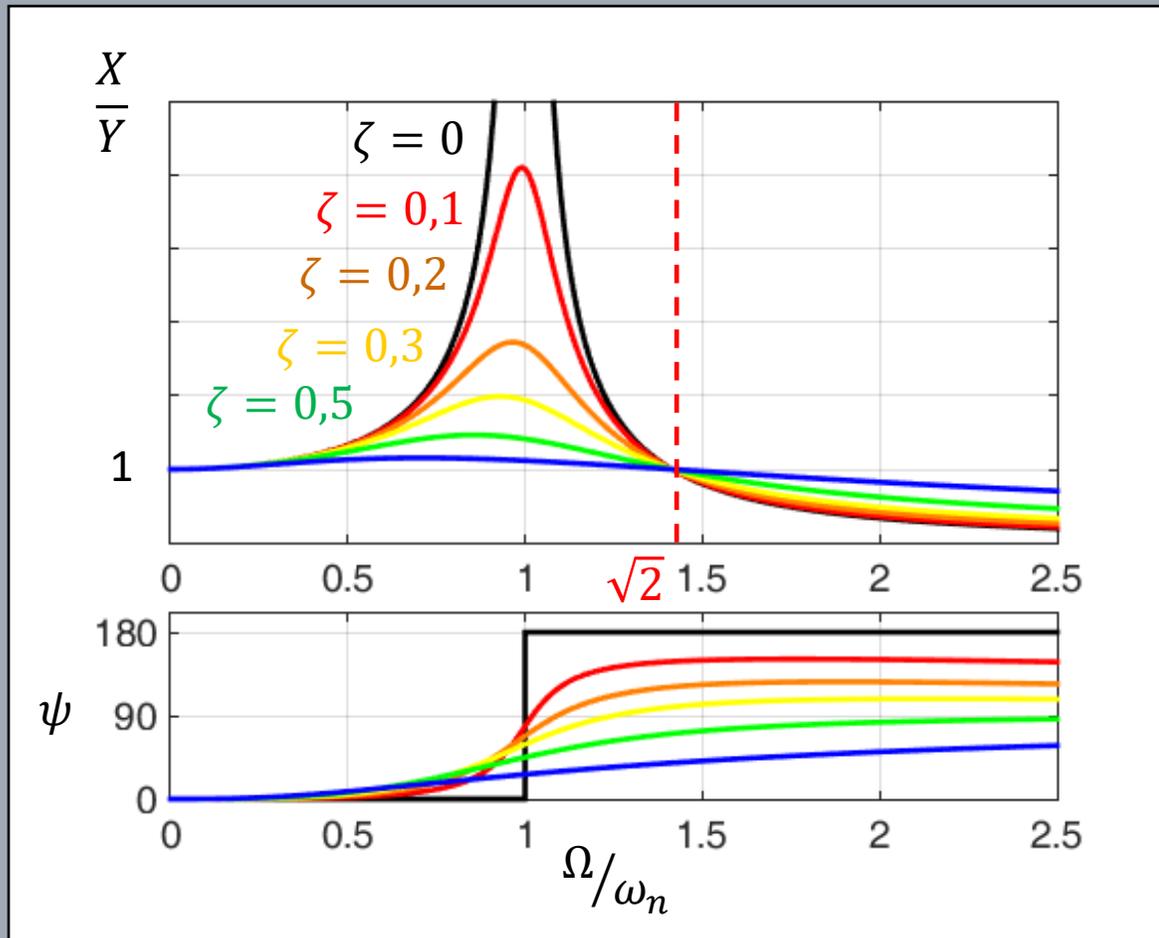
$k_{eq}(k_{eq} - m_{eq}\Omega^2) + (d_{eq}\Omega)^2$

Substituindo $\sin \psi$ e $\cos \psi$ na equação (4):

$$\left| \frac{X}{Y} \right| = \sqrt{\frac{k_{eq}^2 + (d_{eq}\Omega)^2}{(k_{eq} - m_{eq}\Omega^2)^2 + (d_{eq}\Omega)^2}}$$

Amplitude da Resposta $x(t)$

Resposta Forçada por Movimento de Base



- $\Omega \ll \omega_n \Rightarrow X \approx Y$ (sistema acompanha o movimento da base)
- $\Omega \approx \omega_n \Rightarrow \uparrow X$ (RESSONÂNCIA)
 $\Rightarrow X > Y$
- $\Omega = \sqrt{2} \omega_n \Rightarrow X = Y \quad \forall \zeta$
- $\Omega \gg \omega_n \Rightarrow \downarrow X$ (atenuação)
 $\Rightarrow X < Y$

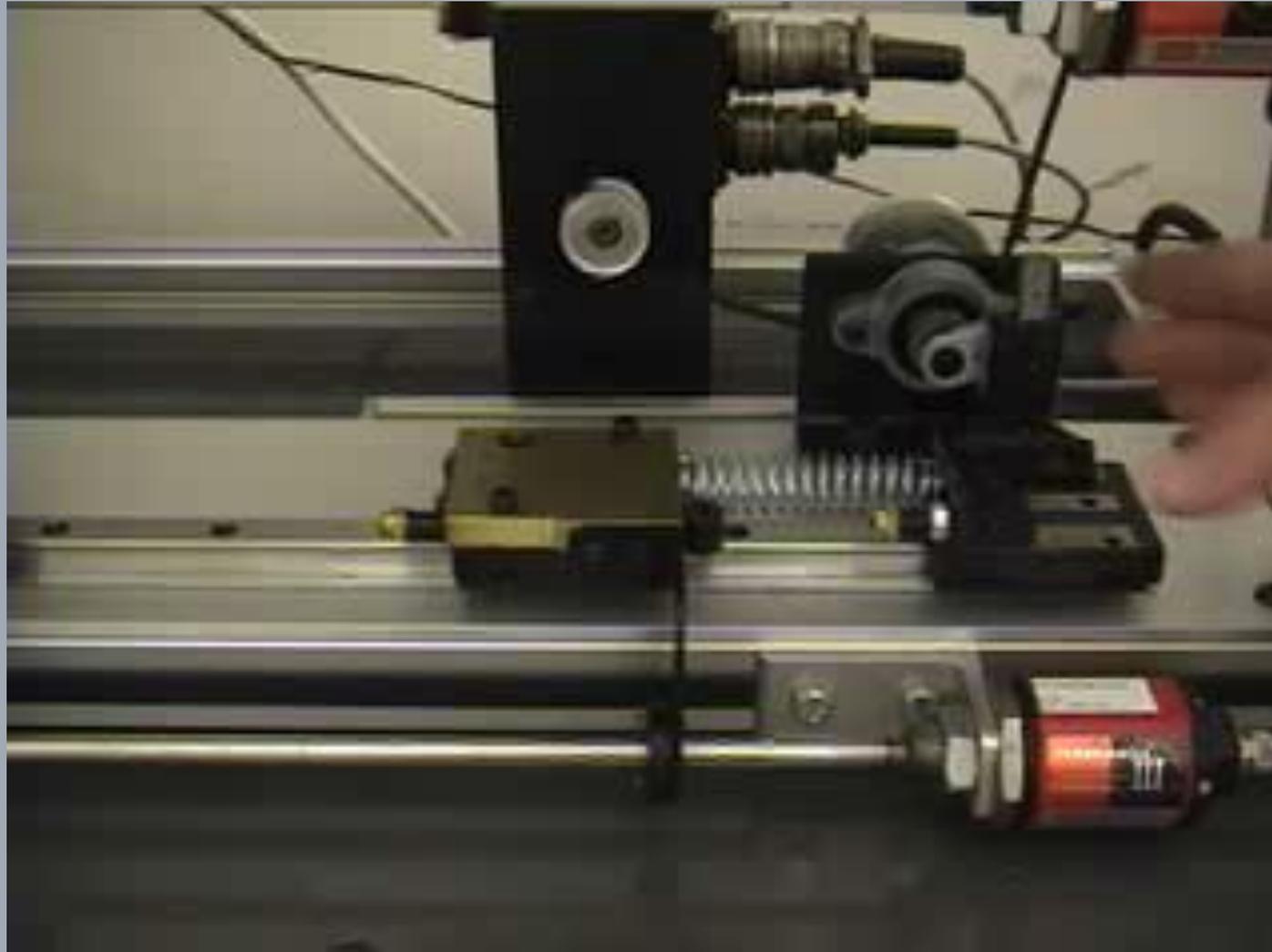
Ponto de Vista de Projeto:

Ω deve estar acima de $\sqrt{2} \omega_n$ para se ter mínima resposta vibratória do sistema

Exemplos de Movimento de Base



Exemplos de Movimento de Base



Exemplos de Movimento de Base



Conclusão

Moral da História...

1. A amplitude da vibração depende da frequência de excitação Ω

- Se $\Omega \ll \omega_n \Rightarrow X \rightarrow Y$ (sistema acompanha o movimento da base)
- Se $\Omega = \omega_n \Rightarrow \uparrow X > Y$ (**RESSONÂNCIA**)
- Se $\Omega = \sqrt{2} \omega_n \Rightarrow X = Y \quad \forall \zeta$
- Se $\Omega \gg \omega_n \Rightarrow \downarrow X < Y$ (atenuação)

2. Ponto de Vista de Projeto:

Ω deve estar acima de $\sqrt{2} \omega_n$ para se ter mínima resposta vibratória do sistema

Dúvidas ?

