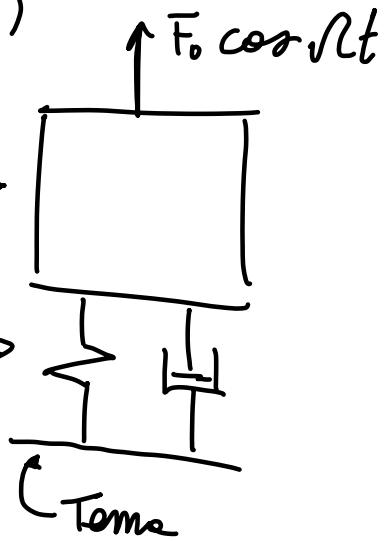


L'oscillo 20 - Trasmissibilità

1° caso)

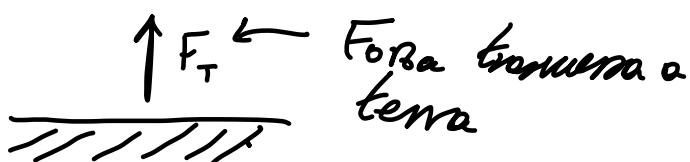


Mechanismo →

Sistema di controllo →

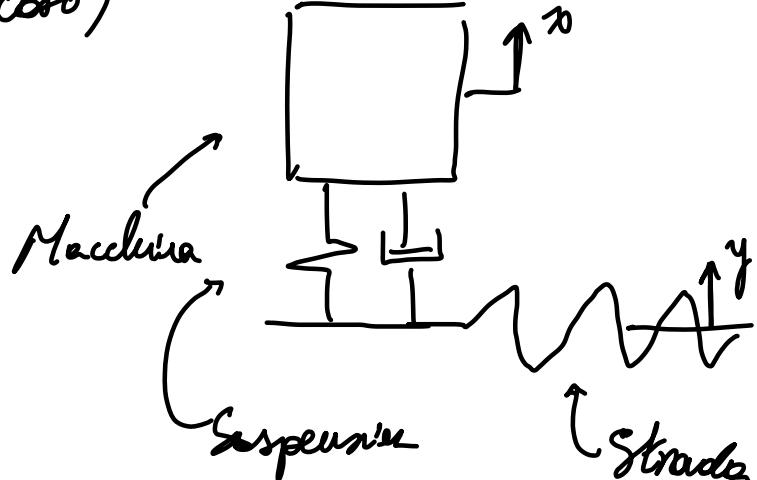
Terra

Studio di quanto
forza è trasmessa a terra
dopo la molla e smorzatore



$$TR = \frac{F_T}{F_0}$$

2° caso)

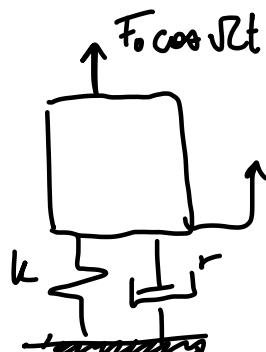


Ampiezza di spostamento

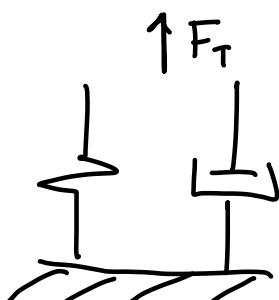
$$TR = \frac{x_0}{y_0}$$

Ampiezza di risposta

3° caso)



→



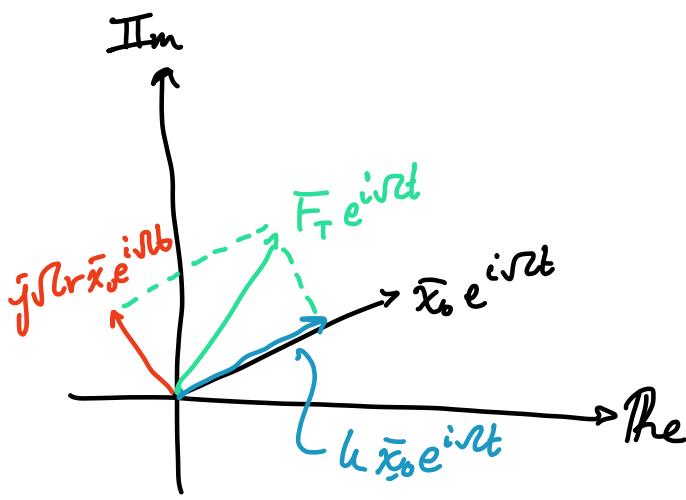
$$m\ddot{x} + r\dot{x} + kx = F_0 \cos \omega t$$

Siamo in moto
a regime

$$F_T(t) = kx(t) + r\dot{x}(t)$$

$$= k \operatorname{Re}(e^{i\omega t}) + r \operatorname{Re}(\bar{x}_0 j \sqrt{\omega} e^{i\omega t})$$

$$= \operatorname{Re}((k + j\sqrt{\omega}r)\bar{x}_0 e^{i\omega t})$$



$|\bar{x}_0| = \bar{x}_0$ Ampliezza di vibrazione

$$|\bar{F}_T| = F_T = \sqrt{|k\bar{x}_0|^2 + |r\sqrt{\omega}\bar{x}_0|^2}$$

$$= \sqrt{k^2 + (r\sqrt{\omega})^2} \bar{x}_0 =$$

$$= \sqrt{k^2 + (r\sqrt{\omega})^2} \frac{F_0}{k} H(a)$$

$\rightarrow x_{st}$ Ampliezza statica
 \uparrow Ampliezza dinamica

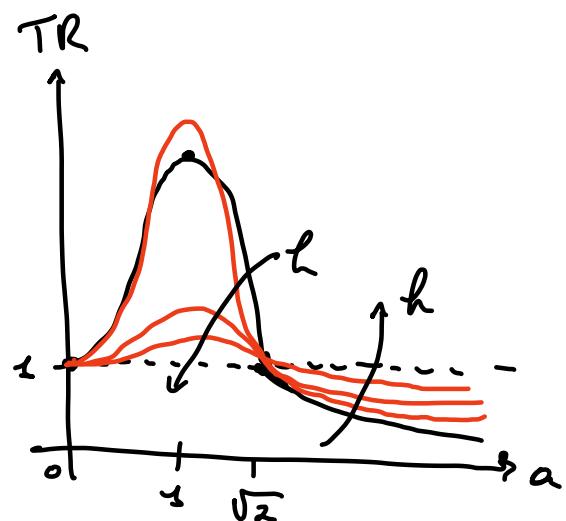
Trasmissibilità

$$\frac{F_T}{F_0} = TR = \sqrt{1 + \left(\frac{r\sqrt{\omega}}{k}\right)^2} \cdot H(a) =$$

$\rightarrow 2ha$
 \rightarrow Ultima classe

$$= \frac{\sqrt{1 + (2ha)^2}}{\sqrt{(1 - a^2)^2 + (2ha)^2}}$$

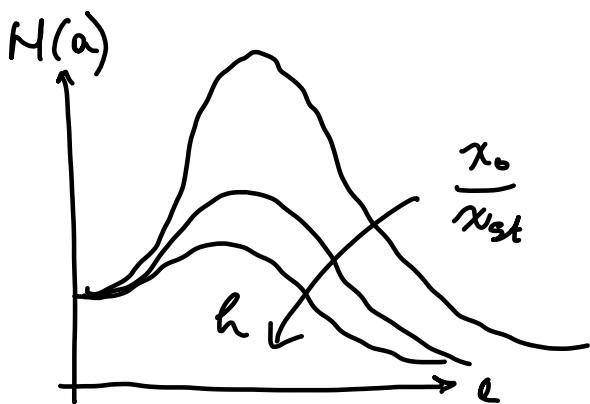
$$TR(\pm) = \frac{\sqrt{1 + 4h^2}}{2h}$$



$$TR(\sqrt{2}) = \frac{\sqrt{1 + (2-h\sqrt{2})^2}}{\sqrt{1 + (2-h\sqrt{2})^2}} = 1$$

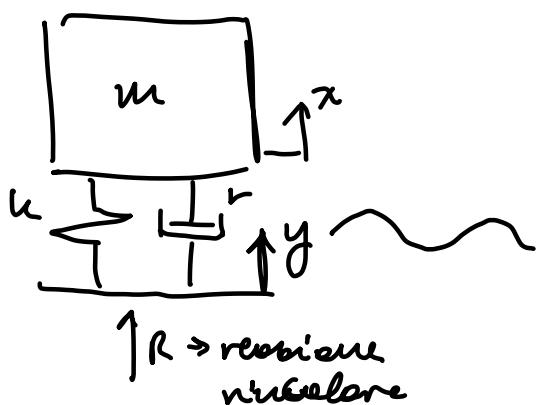
Vogliamo lavorare
oltre $\sqrt{2}$ perché
la F_T è ridotta,

\rightarrow in ampiezza
l'acceleramento \rightarrow diminuisce F_T prima
di $\sqrt{2}$ e lo aumenta dopo $\sqrt{2}$



Con a che aumenta
 $H(a)$ aumenta e TR
aumenta quindi non
si compensano, bisogna
allora dosare per avere
la risposta voluta.

2° caso Disturbo in forme di vibrazione e vogliamo
che la massa sia protetta
 \rightarrow Resta dunque e tenere di muore tranne
il disturbo sulla massa.



Tecnicamente non
è applicata una forza
ma il moto causa una
forza quindi lo convertiamo
in una forza.

$$E_C = \frac{1}{2} m \dot{x}^2 \rightarrow \frac{\partial E_C}{\partial x} = 0 \quad ; \quad \frac{d}{dt} \frac{\partial E_C}{\partial \dot{x}} = m \ddot{x}$$

$$V = \frac{1}{2} k \Delta l^2 = \frac{1}{2} k (x - y)^2 , \quad \frac{\partial V}{\partial x} = k(x - y)$$

→ di tipo visco

$$\mathcal{D} = \text{funzione dissipativa} = \frac{1}{2} r \Delta \dot{l}^2 = \frac{1}{2} r (\dot{x} - \dot{y})^2 ;$$

$$\frac{\partial \mathcal{D}}{\partial \dot{x}} = r(\dot{x} - \dot{y})$$

$$SL = R \delta y$$

↪ Non è solle perché il punto fiso non è mobile

$SL_x = 0 \rightsquigarrow$ non esiste lavoro sulla variabile x , non significa che non esiste lavoro.

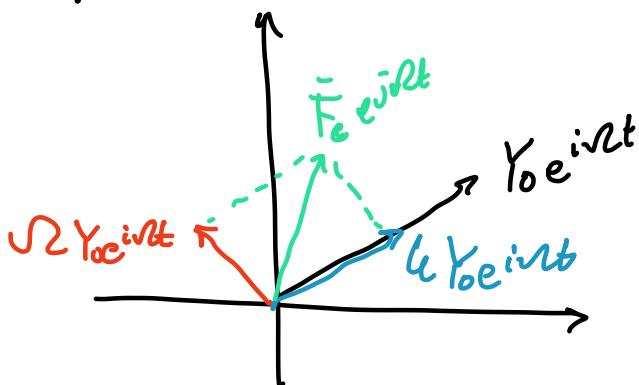
$$m\ddot{x} + r(\dot{x} - \dot{y}) + k(x - y) = 0$$

$$m\ddot{x} + r\dot{x} + kx = r\dot{y} + ky$$

Diventerà una forza di equivalente

$$\bar{F}_e(t) = r\dot{y}(t) + ky(t) = \Re((k + j\sqrt{r}) Y_0 e^{j\omega t})$$

Equivalenti



$$X_0 = \frac{F_0}{k} H(a) = \frac{\sqrt{k^2 + (r\omega)^2} Y_0}{k} \cdot H(a)$$

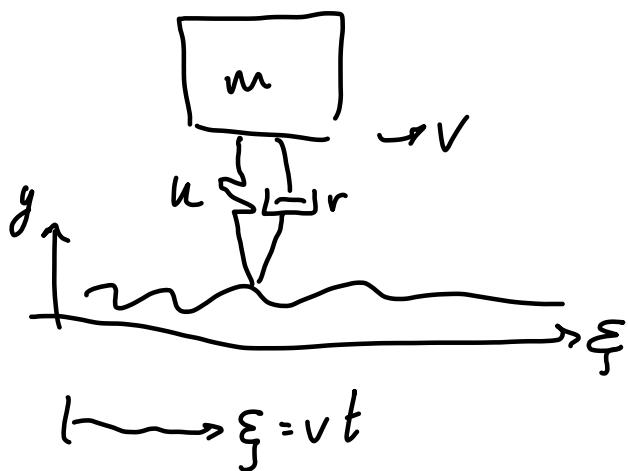
$$|\bar{F}_0| = F_0 = \sqrt{(kY_0)^2 + (r\omega Y_0)^2}$$

$$TR = \frac{X_0}{Y_0} = \frac{\sqrt{1 + (2ha)^2}}{\sqrt{(1-a)^2 + (2ha)^2}}$$

1) Come si trasmettono le forze \rightarrow da dentro e fuori.

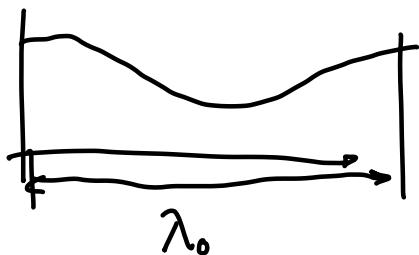
2) Come si trasmettono le vibrazioni \rightarrow da fuori e dentro

Esempio



Caso singolare armonico

$$\begin{aligned} \hookrightarrow y(\xi) &= y_0 \cos\left(\frac{2\pi}{\lambda_0} \xi + \Psi_0\right) \\ f(t) &= y_0 \cos\left(\underbrace{\frac{2\pi}{\lambda_0} v t}_{\sqrt{2}} + \Psi_0\right) \end{aligned}$$



Nel caso vero si fa una analisi di una struttura e poi

tra l'armonica

$$y(\xi) = \sum_{n=1}^N y_n \cos\left(\frac{2\pi n k}{\lambda_n} + \Psi_n\right) \rightarrow y(t) = \sum_{n=1}^N y_n \cos\left(\frac{2\pi n v}{\lambda_n} t + \Psi_n\right)$$

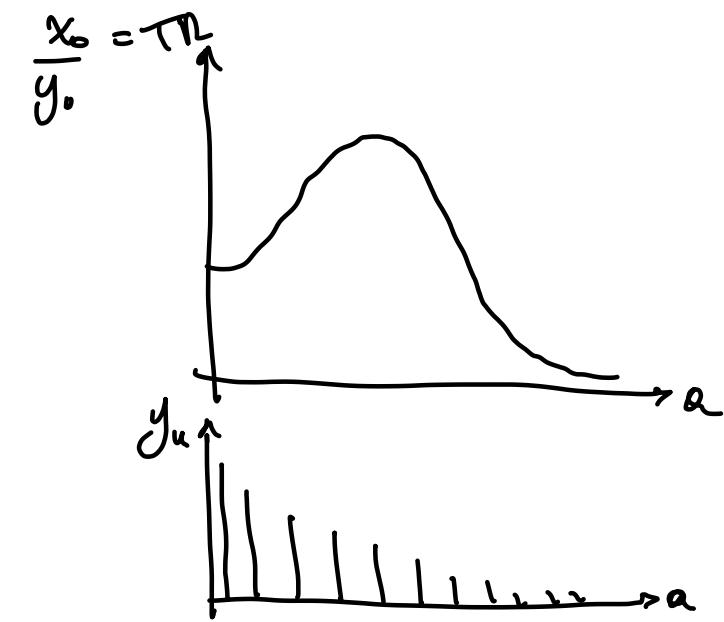
$$\lambda_n = \frac{\lambda_0}{n} \rightarrow \text{diminuisce}$$

$$\Rightarrow y_1(t) = y_1 \cos(\sqrt{\lambda_1} t + \Psi_1) \rightarrow TR \rightarrow x_1(t) = TR(a) \cos(\sqrt{\lambda_1} t + \Psi_1 + \phi_1)$$

$$y_2(t) = y_2 \cos(\sqrt{\lambda_2} t + \Psi_2) \rightarrow TR \rightarrow x_2(t) = TR(a) \cos(\sqrt{\lambda_2} t + \Psi_2 + \phi_2)$$

⋮

C) Dopo avere preso tutti i sommiatori, ottenendo la risposta composta, $x(t)$

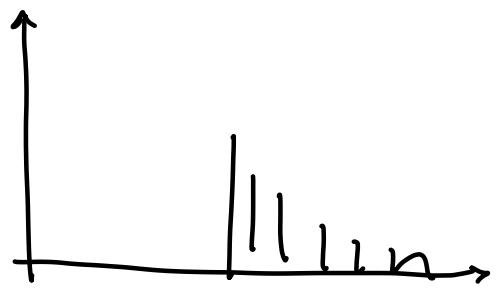
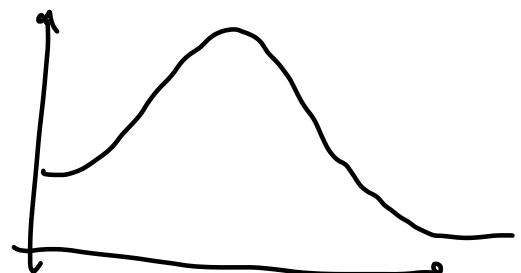


$$\frac{2\pi}{\gamma_0} = \sqrt{\frac{k}{m}}$$

*Circa Amplitude Sincronizzata
Stato*

$$acc = \sqrt{\sum |\tilde{x}_k|^2}$$

$$a_k = \frac{R_k}{w_0} = \frac{2\pi k V}{w_0}$$



Per aumentare
la comodità si ricade
aumentare w_0 , diminuendo
 a (perché $a = \frac{\sqrt{c}}{w_0}$). Faccendo ciò si ottengono più yk una

Questo cosa dev'è molto importante

il sistema diventa meno guadabile, quindi è un bilancio