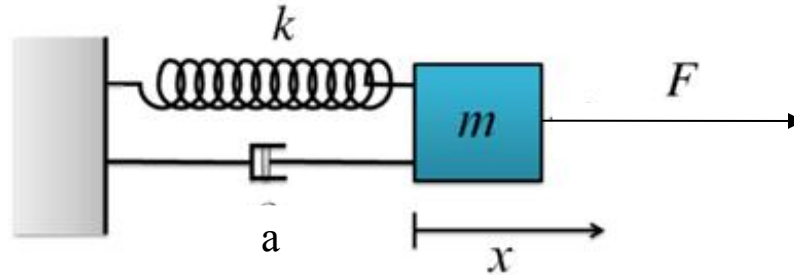


Esercitazione 5

Progettare un sistema per la misura dell'accelerazione;
rappresentare il modello descrittivo del sensore e la risposta al
gradino

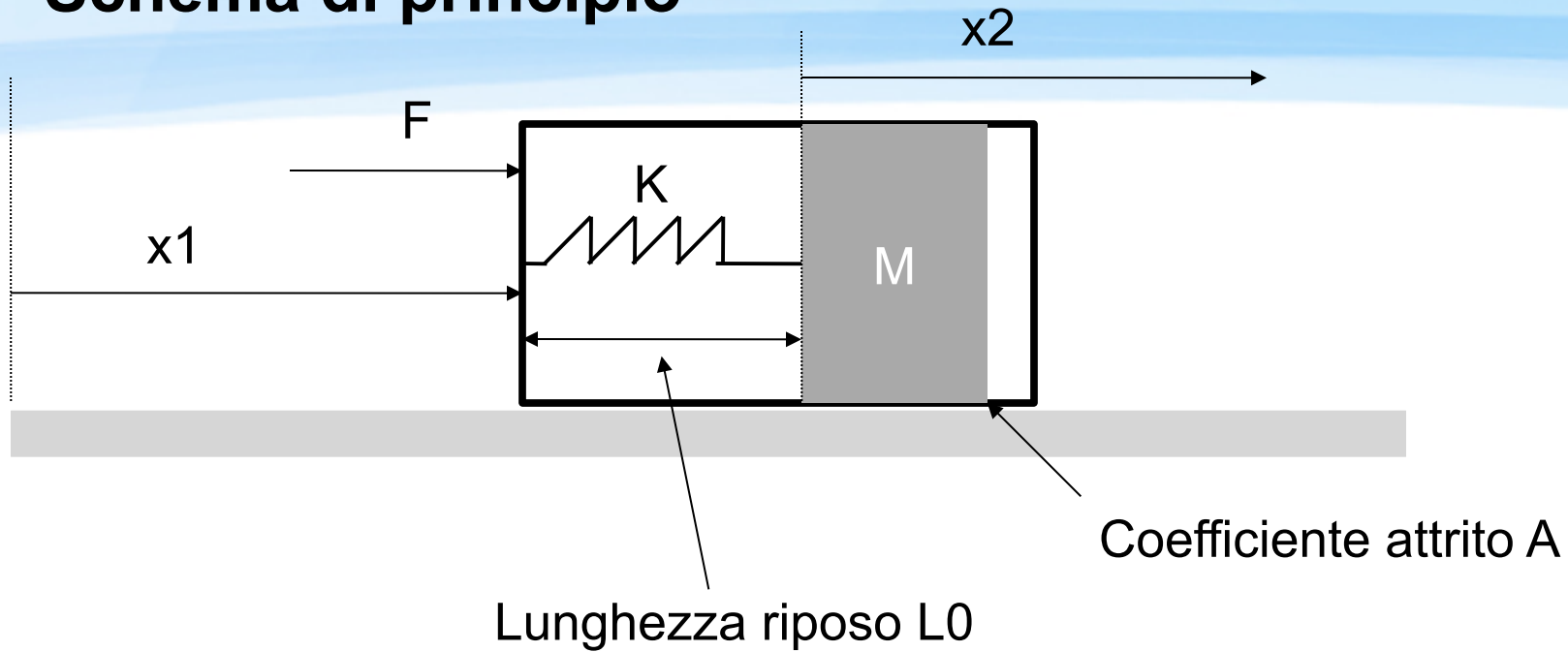
Esercitazione: sistema massa-molla-smorzatore



- Vogliamo determinare la relazione che lega il misurando all'uscita di questo sistema dinamico del secondo ordine

- Risoluzione diretta
- Risoluzione con analogie

Schema di principio



- Caso monodimensionale
- Esplicitiamo le equazioni del moto
 - Equilibrio forze

Equilibrio delle forze

$$x_3 = x_1 + L_0 + x_2$$

$$F_M = M \ddot{x}_3(t) = M \ddot{x}_1(t) + M \ddot{x}_2(t)$$

$$F_M = -A \dot{x}_2(t) - K x_2(t)$$

$$M \ddot{x}_1(t) = -M \ddot{x}_2(t) - A \dot{x}_2(t) - K x_2(t)$$

$$\ddot{x}_1(t) = -\ddot{x}_2(t) - \frac{A}{M} \dot{x}_2(t) - \frac{K}{M} x_2(t)$$

Ho trovato un modello matematico che lega l'accelerazione del sistema (misurando) all'allungamento della molla che suppongo di poter misurare con un sensore di deformazione

$$\ddot{x}_1(t) = x(t) \quad \text{Misurando}$$

$$-x_2(t) = y(t) \quad \text{Uscita}$$

Risolve l'equazione differenziale: metodo di fourier

$$x(t) = \ddot{y}(t) + \frac{A}{M} \dot{y}(t) + \frac{K}{M} y(t)$$

$$X(s) = + s^2 Y(s) + \frac{A}{M} s Y(s) + \frac{K}{M} Y(s)$$

$$Y(s) = \frac{X(s)}{s^2 + \frac{A}{M} s + \frac{K}{M}}$$

$$F(s) = \frac{Y(s)}{X(s)} = \frac{\frac{K}{M}}{\frac{M}{K} s^2 + \frac{A}{K} s + 1} = \frac{\frac{K}{M}}{\frac{s^2}{\omega_0^2} + \frac{2\zeta}{\omega_0} s + 1}$$

← Sistema secondo ordine
in forma canonica

$$\omega_0 = \sqrt{\frac{k}{m}}$$

$$\zeta = \frac{A}{2\sqrt{km}}$$

Frequenza di risonanza

Coefficiente di smorzamento

Parametri
fisici del
sistema

$$\frac{s^2}{\omega_0^2} + \frac{2\zeta}{\omega_0} s + 1 = 0 \rightarrow -\omega_0(\zeta \pm \sqrt{\zeta^2 - 1})$$

Poli del sistema

$\zeta > 1$ 1) Sistema sovra-smorzato (poli reali e distinti)

$\zeta = 1$ 2) Smorzamento critico (poli reali e coincidenti)

$\zeta < 1$ 3) Sistema sotto-smorzato (poli complessi e coniugati)

Risposta al gradino (1/s)

caso 1)
$$Y(s) = \frac{A_1}{s} + \frac{A_2}{s - p_1} + \frac{A_3}{s - p_2}$$

$$A_1 = \lim_{s \rightarrow 0} Y(s) s$$

$$A_2 = \lim_{s \rightarrow p_1} Y(s) (s - p_1)$$

$$A_1 + A_2 + A_3 = y_0 = 0$$

Anti-trasformata

$$y(t) = A_1 + A_2 e^{p_1 t} + A_3 e^{p_2 t}$$

Teorema valore iniziale

$$\lim_{s \rightarrow \infty} s Y(s) = y_0$$

caso 2)
$$Y(s) = \frac{A_1}{s} + \frac{A_2}{s - p_1} + \frac{A_3}{(s - p_1)^2}$$

$$A_1 = \lim_{s \rightarrow 0} V_u(s) s$$

$$A_3 = \lim_{s \rightarrow p_1} V_u(s) (s - p_1)^2$$

$$A_1 + A_2 = 0$$

$$Y(t) = A_1 + A_2 e^{p_1 t} + A_3 t e^{p_1 t}$$
 Anti-trasformata

caso 3)

$$Y(s) = \frac{1}{s} \frac{\omega_0^2}{s^2 + 2\zeta \omega_0 s + \omega_0^2} = \frac{A_1}{s} + \frac{A_2 s + A_3}{s^2 + 2\zeta \omega_0 s + \omega_0^2}$$







$$A_1 = \lim_{s \rightarrow 0} Y(s) s$$

A_2, A_3 identità dei polinomi

$$L^{-1} \left[\frac{\omega_n^2}{s \cdot (s^2 + 2\xi \omega_n s + \omega_n^2)} \right] = 1 - \frac{1}{\sqrt{1 - \xi^2}} \cdot e^{-\xi \omega_n t} \cdot \text{sen}(\omega_n \sqrt{1 - \xi^2} \cdot t + \varphi) \quad \text{con : } \varphi = \arccos \xi$$

Costruiamo l'Analogo Elettrico - Maxwell

Analoghi	Elettrico	Meccanico (Maxwell)	Meccanico (Firestone)	Fluidodinamico
per-varibile intensiva η	Corrente I	velocità v	forza f	flusso u
trans-variabile intensiva ϕ	Tensione V	forza f	velocità v	pressione p
per-variabile estensiva μ	Carica Q	posizione x	impulso forza y	volume V
trans-variabile estensiva δ	Induzione Φ	impulso forza y	posizione x	
da η a ϕ	R	attrito A	1/attrito ($1/A$)	res. Idraulica
da μ a ϕ	C	molla K	massa M	Cavità
da δ a η	L	massa M	molla K	Inerzia

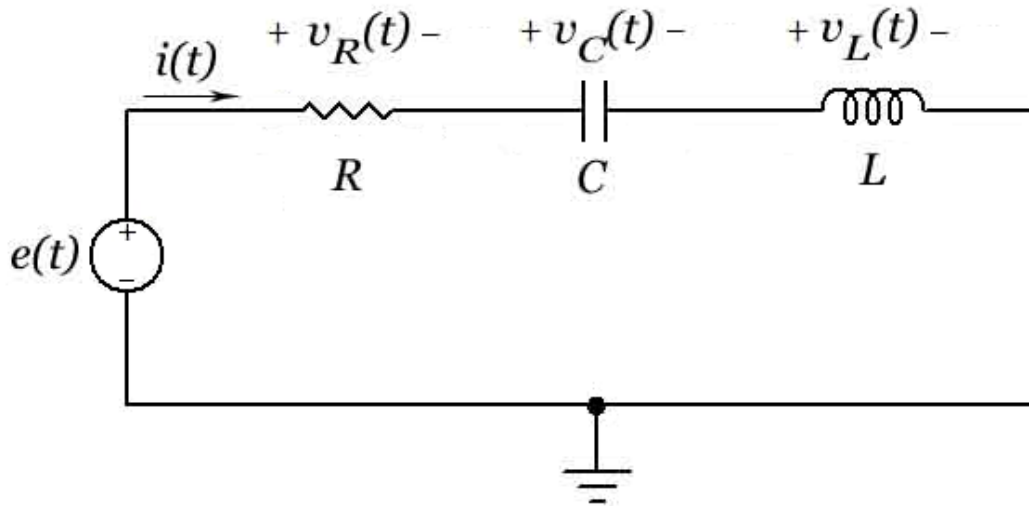
Elemento Meccanico			Elemento Elettrico Corrispondente				
			Nell'analogia di Maxwell			Nell'analogia di Firestone	
Simbolo	Nome	Equazione	Simbolo	Nome	Equazione	Nome	Equazione
	Elemento di Attrito	$F = Av$		Resistenza	$e = Ri$	Conduttanza	$i = Ge$
	Molla	$F = M \frac{dv}{dt}$		Induttanza	$e = L \frac{di}{dt}$	Capacità	$i = C \frac{de}{dt}$
	Massa	$\frac{dF}{dt} = Kv$		Capacità	$\frac{de}{dt} = \frac{1}{C} i$	Induttanza	$\frac{di}{dt} = \frac{1}{L} e$

Modelli a parametri concentrati

Scritti in termini di per/trans variabili intensive

Analogia di Maxwell

- Elementi massa, molla, smorzatore sono collegati in **serie** perché caratterizzati dalla stessa per-variabile intensiva.
- Analogia con un circuito RLC serie



$$v_R(t) + v_L(t) + v_C(t) = e(t) \quad R \cdot i(t) + L \cdot \frac{di(t)}{dt} + \frac{1}{C} \int_0^t i(x) dx = e(t)$$

$$v_R(t) + v_L(t) + v_C(t) = e(t)$$

$$R \cdot i(t) + L \cdot \frac{di(t)}{dt} + \frac{1}{C} \int_0^t i(x) dx = e(t)$$

Trasformata di Laplace

$$I(s)R + LsI(s) + \frac{1}{Cs}I(s) = E(s)$$

$$I(s) = sQ(s) = \frac{E(s)}{R + \frac{1}{Cs} + Ls}$$

$$\xi = \frac{R}{2\omega_n L} \quad \text{smorzamento}$$

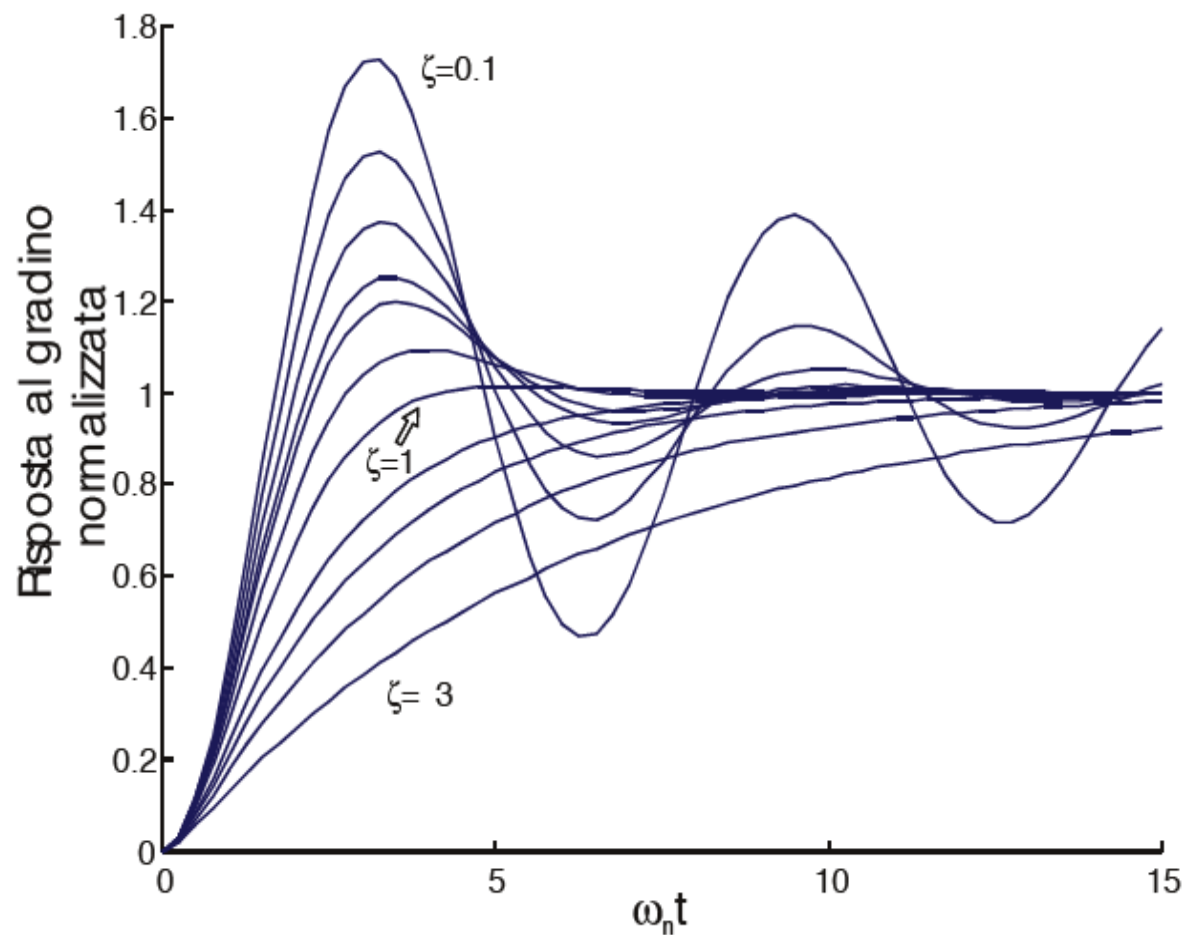
$$\omega_0 = \frac{1}{\sqrt{LC}} \quad \text{Frequenza di risonanza}$$

$$Q(s) = \frac{E(s)}{Ls^2 + Rs + \frac{1}{C}}$$

Analogie
Elettriche/Meccaniche

$$\begin{aligned} L &\rightarrow M \\ R &\rightarrow A \\ 1/C &\rightarrow K \\ E(s) &\rightarrow F(s) \\ Q(s) &\rightarrow X(s) \end{aligned}$$

Risposta al gradino



Risposta in frequenza

- Numero complesso ottenuto sostituendo in $F(s) \rightarrow s=j\omega$
- Rappresentato in modulo e fase al variare di ω
-

