



Corso Luigi Einaudi, 55 - Torino

Appunti universitari

Tesi di laurea

Cartoleria e cancelleria

Stampa file e fotocopie

Print on demand

Rilegature

NUMERO: 1187

DATA: 22/10/2014

A P P U N T I

STUDENTE: Pitruzzella

MATERIA: Vibration Mechanics + Eserc.

Prof. Fasana

Il presente lavoro nasce dall'impegno dell'autore ed è distribuito in accordo con il Centro Appunti.

Tutti i diritti sono riservati. È vietata qualsiasi riproduzione, copia totale o parziale, dei contenuti inseriti nel presente volume, ivi inclusa la memorizzazione, rielaborazione, diffusione o distribuzione dei contenuti stessi mediante qualunque supporto magnetico o cartaceo, piattaforma tecnologica o rete telematica, senza previa autorizzazione scritta dell'autore.

**ATTENZIONE: QUESTI APPUNTI SONO FATTI DA STUDENTIE NON SONO STATI VISIONATI DAL DOCENTE.
IL NOME DEL PROFESSORE, SERVE SOLO PER IDENTIFICARE IL CORSO.**

SISTEMI A UN GRADO DI LIBERTÀ

①

- ⊕ Sistema libero
- ⊕ Risposta al gradino e AMMETENZA INDICIALE
- ⊕ Risposta alla forzante armonica - diagrammi del modulo e della fase.
- ⊕ Diagrammi di Bode per un sistema sottoposto ad una forzante armonica.
- ⊕ Diagrammi di Nyquist per un sistema sottoposto ad una forzante armonica

- ⊕ Definizioni di FRF
 - Reattanza $\alpha(s)$
 - MOBILITÀ $Y(s)$
 - IMPEDENZA $Z(s)$
 - INERTANZA $I(s)$

⊕ TRASMISSIBILITÀ $|T|$ e forze trasmesse a terra tramite il vincolo

⊕ ACCELEROMETRO E SISMOGRAFO

- ⊕ BATTIMENTO → $\omega \rightarrow \omega_n$ → risonanza infinita.
→ $\omega \approx \omega_n$ → fenomeno del battimento

- ⊕ PENDOLO → sistema modellazione dell'ottavo Colurdamano
eq. del moto e risposta $\zeta < 0$
 $\zeta > 0$
rette dei momenti e sue equazioni.
metodo d'identificazione DPE (stime dei parametri tratto)

⊕ MASSA ECCENTRICA

- ⊕ SMORZAMENTO ISTERETICO
 - lavoro dissipato in un ciclo
 - smorzatore viscoso equivalente e fattore di perdita η
 - Grafici

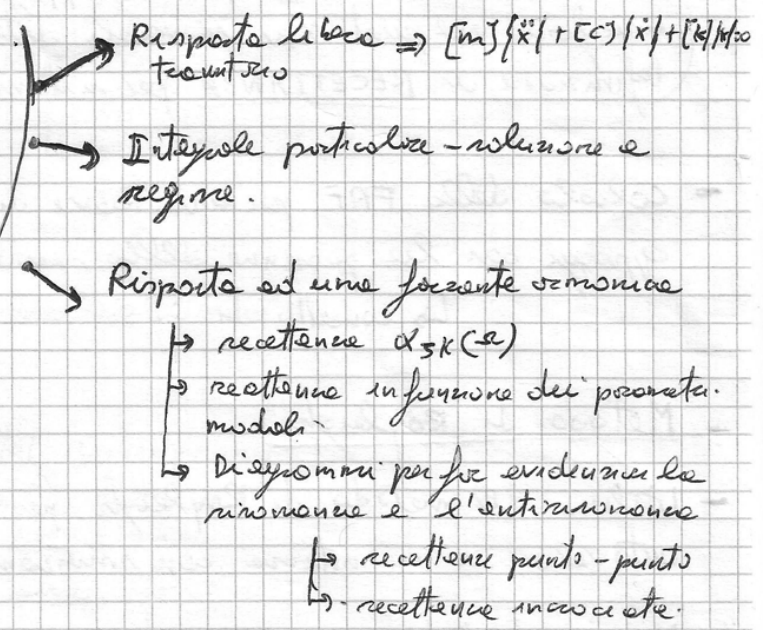
⊕ RISPOSTA ALL'IMPULSO → DELTA DI DIRAC

⊕ INTEGRALE DI CONVOLUZIONE → risposta ad una forzante casuale

SISTEMI A n GRADI DI LIBERTÀ

- Equazione del moto di un sistema a n gradi di libertà
- matrice di massa di un sistema a n gradi di libertà simmetrica e definita positiva.
- Teorema di Maxwell-Betti e coefficienti d'influenza → dimostrazione che la matrice di rigidezza è simmetrica e semi-definita positiva.
- Problemi agli autovettori e autovalori. $[m]\{\ddot{x}\} + [k]\{x\} = 0$
- Principio di ortogonalità
- Teorema di espansione e Trasformata modale
- Normalizzazione degli autovettori
- Analisi modale di un sistema a n gradi di libertà con smorzamento proporzionale:

$$[m]\{\ddot{x}\} + [c]\{\dot{x}\} + [k]\{x\} = -\{f(t)\}$$
 con $[c] = \alpha[m] + \beta[k]$



- Analisi modale di un sistema viscoso non proporzionale.
 - Metodo di Duhamel e spazio degli stati.
 - Risposta dell'omogenea smorzata
 - Risposta forzata.
 - Risposta ad una forzante armonica.

- Sistemi con un modello di smorzamento isteretico.

ANALISI DEI SEGNALI

- Distribuzione di densità di probabilità

- Definizione.
- Distribuzione uniforme e rettangolare
- Distribuzione gaussiana.

- Parametri caratteristici delle variabili casuali

- valore medio μ_x
- Varianza σ_x^2 - Deviazione standard σ_x
- Valore quadratico medio Ψ_x^2 - RMS Ψ_x
- relazione tra μ_x , σ_x^2 e Ψ_x^2
- migliore stima del parametro caratteristico
- momenti statistici del 2° ordine. (Skewness, Kurtosis)

- Funzione di Autocorrelazione R_{xx}

- processo stocastico
- processo **ERGODICO**

- Funzione di Correlazione incrociata R_{xy}

- Calcolo di $R_{xy}(-\tau)$
- Calcolo di $R_{xx}(-\tau)$

→ Definizione di Densità spettrale di potenza $S_{xx}(\omega)$ e di **AUTOSPETTRO** $S_{xx}(\omega)$ e loro proprietà

→ $R_{xx}(\tau=0) = \text{RMS}^2 = \int_{-\infty}^{+\infty} S_{xx}(\omega) d\omega \Rightarrow$ Definizione e utilizzo del **PERIODOGRAMMA**

→ Stima delle funzioni di risposta in frequenza.

→ ottimizzazione di H_1 ed H_2

→ definizione di **funzioni di coerenza** γ_{xy}^2

⇒

- sistema SISO ~ rumore in uscita
- sistema SISO ~ rumore in entrata
- sistema SISO - rumore in entrata e in uscita
- Andamento delle coerenze in funzione di ω
- sistema MIMO - con rumore in uscita.

→ Calcolo delle funzioni di autocorrelazione per un segnale stocastico.

→ Conversione Analogico - digitale.

→ Trasformata di Fourier discreta

- Definizione di DFT e sue proprietà
- Risoluzione in frequenza.
- Operazioni di Zero Padding.

→ leakage e finestre rettangolari - tecnica overlapping.

SISTEMI A UN GRADO DI LIBERTÀ

1ª LEZIONE

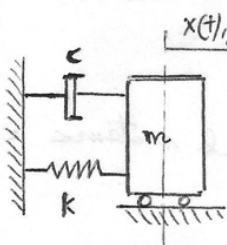
(2)

- SISTEMA LIBERO

Gli elementi di cui si compone il sistema oggetto di studio sono:

- un elemento di massa, caratterizzato dalla costante m ed infinitamente rigido
- un elemento molla, lineare, privo di massa, incapace di dissipare energia e che produce una forza di richiamo elastico proporzionale, tramite la rigidezza K , allo spostamento relativo dei suoi estremi.
- un elemento smorzante viscoso, anch'esso lineare e privo di massa, deputato a rappresentare tutte le forme di dissipazione eventualmente presenti e che produce una forza proporzionale, tramite la costante c , alla velocità relativa ai due estremi.

Quindi lo schema sarà:



- $m \Rightarrow$ massa vincolata e trasloco orizzontalmente
- $K \Rightarrow$ rigidezza della molla
- $c \Rightarrow$ costante di smorzamento viscoso.

Prendiamo in esame la risposta libera, ovvero l'andamento nel tempo del moto della massa e postici che generiche condizioni iniziali.

Con $x(t)$ si indica lo spostamento della massa m a partire dalla configurazione di equilibrio statico, il che permette di affermare che se anche il moto avvenisse in direzione verticale non si dovrebbe tener conto della forza peso in quanto già bilanciata dalla forza statica di richiamo elastico della molla.

L'equazione di equilibrio alla traslazione ci dice che:

$$\textcircled{1} \quad m\ddot{x} + c\dot{x} + Kx = 0$$

Essendo l'eq. del moto libero non vi sono forze esterne applicate e la molla viene considerata lineare.

Si ha un'equazione differenziale del secondo ordine lineare a coefficienti costanti ed omogenea, la cui soluzione avrà la forma:

$$x(t) = A e^{\lambda t}$$

dove A ed λ sono due costanti eventualmente complesse.

Derivando la soluzione si ottiene:

$$\dot{x}(t) = A \lambda e^{\lambda t}$$

$$\ddot{x}(t) = A \lambda^2 e^{\lambda t}$$

Sostituendo nella $\textcircled{1}$ si ottiene:

le condizioni iniziali sono caratterizzate da uno spostamento iniziale:

$$x(t=0) = x_0$$

e da una velocità iniziale:

$$\dot{x}(t=0) = v_0$$

Si ha che

$$s_1 = -\zeta\omega_n + \omega_n\sqrt{\zeta^2 - 1} \quad ; \quad s_2 = -\zeta\omega_n - \omega_n\sqrt{\zeta^2 - 1}$$

La soluzione della (1): $\ddot{x} + \dot{x}c + kx = 0$ diventa:

$$x(t) = A_1 e^{s_1 t} + A_2 e^{s_2 t}$$

dove le costanti A_1 ed A_2 si trovano imponendo le due condizioni iniziali.

La soluzione ci restituisce uno spostamento $x(t)$ che col passare del tempo decresce, tornando a zero.

• Se $\zeta = 1 \Rightarrow$ SISTEMA CRITICAMENTE SMORZATO

Gli zeri sono coincidenti:

$$s_1 = s_2 = -\omega_n$$

La soluzione assume la forma:

$$x(t) = (A_1 + A_2 t) e^{-\omega_n t}$$

Anche questa soluzione decresce nel tempo. Le costanti A_1 ed A_2 si trovano imponendo le condizioni iniziali.

• Se $\zeta < 1 \Rightarrow$ SISTEMA SOTTOSMORZATO

È la situazione che normalmente si riscontra nelle pratiche.

Considerando l'unità immaginaria $i = \sqrt{-1}$ le due soluzioni diventano:

$$s_{1,2} = -\zeta\omega_n \pm i\omega_n\sqrt{1-\zeta^2}$$

così otteniamo due soluzioni complesse e coniugate.

La soluzione dell'equazione differenziale $\ddot{x} + \dot{x}c + kx = 0$ diventa:

$$x(t) = A_1 e^{s_1 t} + A_2 e^{s_2 t}$$

sostituendo s_1 ed s_2 si ha:

$$x(t) = A_1 e^{-\zeta\omega_n t} e^{-i\omega_n\sqrt{1-\zeta^2} t} + A_2 e^{-\zeta\omega_n t} e^{i\omega_n\sqrt{1-\zeta^2} t}$$

Indichiamo con:

$$\omega_d = \omega_n\sqrt{1-\zeta^2} \Rightarrow$$
 PULSAZIONE DEL SISTEMA SMORZATO

quindi:

$$x(t) = A_1 e^{-\zeta\omega_n t} e^{-i\omega_d t} + A_2 e^{-\zeta\omega_n t} e^{i\omega_d t}$$

Così si dice che:

$$\left. \begin{aligned} A_1 &= A_2^* \\ A_1 &= A_2^* \end{aligned} \right\} \text{ con } * \text{ si indica il complesso coniugato.}$$

Sostituendo nelle:

$$x(t) = e^{-\zeta \omega_n t} [(A_1 + A_2) \cos \omega_d t + i(A_2 - A_1) \sin \omega_d t]$$

si ottiene:

$$x(t) = e^{-\zeta \omega_n t} \left[x_0 \cos \omega_d t + \frac{v_0 + \zeta \omega_n x_0}{\omega_d} \sin \omega_d t \right]$$

indichiamo con:

$$\begin{aligned} a &= x_0 \\ b &= \frac{v_0 + \zeta \omega_n x_0}{\omega_d} \end{aligned}$$

L'espressione:

$$x(t) = e^{-\zeta \omega_n t} [a \cos \omega_d t + b \sin \omega_d t] \Rightarrow \text{rappresenta una funzione armonica.}$$

Equivalentemente quest'ultima può essere scritta come:

$$\begin{aligned} x(t) &= e^{-\zeta \omega_n t} [a \cos \omega_d t + b \sin \omega_d t] = \\ &= e^{-\zeta \omega_n t} [d \cos(\omega_d t + \alpha)] = \\ &= e^{-\zeta \omega_n t} [d \sin(\omega_d t + \alpha)] \end{aligned}$$

dove d è l'ampiezza modulata dal coefficiente $e^{-\zeta \omega_n t}$.

Il precedente paragrafo può essere dimostrato nel seguente modo:

$$\begin{aligned} d \sin(\omega_d t + \alpha) &= d \sin \omega_d t \cos \alpha + d \cos \omega_d t \sin \alpha = \\ &= \underbrace{d \cos \alpha}_{\substack{\text{sen } \alpha \text{ o angolo} \\ \text{di fase}}} \sin \omega_d t + \underbrace{d \sin \alpha}_{\substack{\text{cos } \alpha \\ \text{di fase}}} \cos \omega_d t = \\ &= a \sin \omega_d t + b \cos \omega_d t \end{aligned}$$

La funzione:

$$x(t) = e^{-\zeta \omega_n t} [a \cos \omega_d t + b \sin \omega_d t]$$

rappresenta una funzione armonica con smorzamento (ampiezza) decrescente.

Il termine tra parentesi rappresenta una oscillazione armonica di:

pulsoarmonica $\omega_d = \omega_n \sqrt{1 - \zeta^2}$

periodo $T_d = \frac{2\pi}{\omega_d}$

La differenza tra pulsazione naturale e pulsazione del sistema smorzato è di solito piccola. (5)

Supponendo che:

$$\omega_n = 20 \text{ rad/s}$$

$$\zeta = 4\% = \frac{4}{100}$$

si ha:

$$\Rightarrow \omega_d \approx 19,98 \text{ rad/s}$$

si ha così una differenza di un millenno e quindi agli effetti pratici tale differenza è trascurabile.

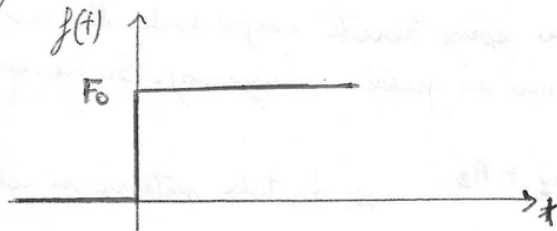
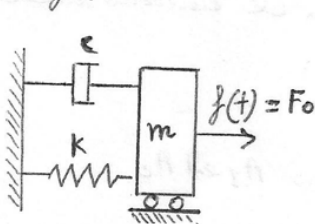
Per $\zeta = 4\%$ che l'ampiezza di oscillazione pari al valore massimo al 5% del valore massimo occorrono circa 12 oscillazioni, quindi la presenza dello smorzamento è sicuramente visibile.

Inoltre l'oscillazione non andrà mai a zero nei modelli matematici in quanto $e^{-\zeta \omega_n t}$ non va mai a zero mentre nella realtà sì.

□

RISPOSTA AL GRADINO

Si consideri il sistema schematizzato in figura sottoposto all'azione di una forza esterna $f(t)$ costante. Tale forza viene detta FORZANTE A GRADINO.



L'applicazione della forzante costante viene utilizzata nei test di creep. L'equazione di equilibrio della massa è per $t \geq 0$ del tipo:

$$m\ddot{x} + c\dot{x} + kx = F_0$$

Le condizioni iniziali sono:

$$\begin{cases} x(t=0) = x_0 \\ \dot{x}(t=0) = v_0 \end{cases}$$

La soluzione è data dalla sovrapposizione dell'integrale particolare dell'equazione completa $x_p(t)$ e dell'integrale generale dell'omogenea associata $x_g(t)$.

$$x(t) = x_p(t) + x_g(t)$$

Integrale particolare che rappresenta la soluzione o regime

Integrale generale dell'omogenea associata $m\ddot{x} + c\dot{x} + kx = 0$, che descrive il comportamento del sistema durante il transitorio.

La soluzione diventa:

$$x(t) = \frac{f_0}{k} + e^{-\zeta \omega_n t} [a \cos \omega_d t + b \sin \omega_d t]$$

Troviamo a e b imponendo le condizioni iniziali:

$$x(t=0) = 0 = \frac{f_0}{k} + a$$

inoltre:

$$\dot{x}(t) = -\zeta \omega_n e^{-\zeta \omega_n t} [a \cos \omega_d t + b \sin \omega_d t] + e^{-\zeta \omega_n t} \omega_d [-a \sin \omega_d t + b \cos \omega_d t]$$

quindi:

$$\dot{x}(t=0) = -\zeta \omega_n a + \omega_d b = 0$$

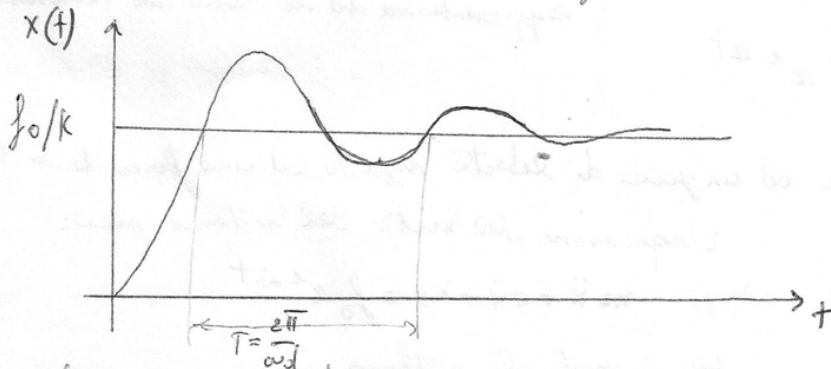
ri ottiene quindi il sistema:

$$\begin{cases} \frac{f_0}{k} + a = 0 \\ -\zeta \omega_n a + \omega_d b = 0 \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} a = -\frac{f_0}{k} \\ b = \frac{\zeta \omega_n \frac{f_0}{k}}{\omega_d} = \frac{\zeta \omega_n f_0}{k \omega_d} = \frac{\zeta \omega_n f_0}{k \omega_n \sqrt{1-\zeta^2}} = -\frac{f_0}{k} \frac{\zeta}{\sqrt{1-\zeta^2}} \end{cases}$$

ostituendo si ottiene:

$$\begin{aligned} x(t) &= \frac{f_0}{k} + e^{-\zeta \omega_n t} \left[-\frac{f_0}{k} \cos \omega_d t - \frac{f_0}{k} \frac{\zeta}{\sqrt{1-\zeta^2}} \sin \omega_d t \right] = \\ &= \frac{f_0}{k} \left[1 - e^{-\zeta \omega_n t} \left(\cos \omega_d t + \frac{\zeta}{\sqrt{1-\zeta^2}} \sin \omega_d t \right) \right] \end{aligned}$$

L'andamento delle risposte $x(t)$ è il seguente:



Se il gradino è unitario $f_0 = 1$ [N] la risposta assume il nome di AMMETTENZA INDICIALE

Derivando \dot{x} si ottiene

$$\dot{x} = i\omega X e^{i\omega t}$$

$$\ddot{x} = i^2 \omega^2 X e^{i\omega t} = -\omega^2 X e^{i\omega t}$$

sostituendo nelle (1) si ottiene:

$$-m\omega^2 X e^{i\omega t} + ci\omega X e^{i\omega t} + kX e^{i\omega t} = f_0 e^{i\omega t}$$

$$X(k - m\omega^2 + ci\omega) = f_0$$

quindi si ha che

$$X = \frac{f_0}{k - m\omega^2 + ci\omega}$$

Amplitude delle forze.

è una quantità complessa.

Ciò non sorprende in quanto la funzione in ingresso $f_0 e^{i\omega t}$ è complessa e quindi anche l'uscita è complessa.

Il numero X può essere espresso anche in funzione del suo modulo $|X|$ e della sua fase φ , o anomalia o sfasamento, cioè dello spostamento (risposta) e regime vero:

$$x(t) = X e^{i\omega t} = |X| e^{i(\omega t + \varphi)}$$

e dunque l'ingresso f_0 nella forma:

$$f(t) = f_0 \cos \omega t = \operatorname{Re}(f_0 e^{i\omega t})$$

l'uscita reale:

$$x(t) = \operatorname{Re}[|X| e^{i(\omega t + \varphi)}] = |X| \cos(\omega t + \varphi)$$

e l'ingresso f_0 nella forma:

$$f(t) = f_0 \sin \omega t = \operatorname{Im}(f_0 e^{i\omega t})$$

l'uscita reale:

$$x(t) = \operatorname{Im}[|X| e^{i(\omega t + \varphi)}] = |X| \sin(\omega t + \varphi)$$

Applicando il principio di sovrapposizione degli effetti, si può calcolare in modo analogo la risposta ad una forzante nella forma $f_1 \cos(\omega t) + f_2 \sin(\omega t)$.

La differenza tra l'ingresso e l'uscita sta nello sfasamento φ che prende il nome di FASE o anche RITARDO (poiché all'angolo φ si può associare un tempo), che ci dice di quanto la risposta giunge in ritardo rispetto all'applicazione del coseno.

Il modulo di x , cioè $|X|$ ci dice di quanto si sposta la massa rispetto alla posizione iniziale in seguito all'applicazione del coseno.

Nel caso in cui lo smorzamento è nullo $\zeta = 0$, quando $r = 1$ cioè $\omega = \omega_n$ l'ampiezza delle oscillazioni tende ad infinito, si dice che il sistema è nelle condizioni di RISONANZA.

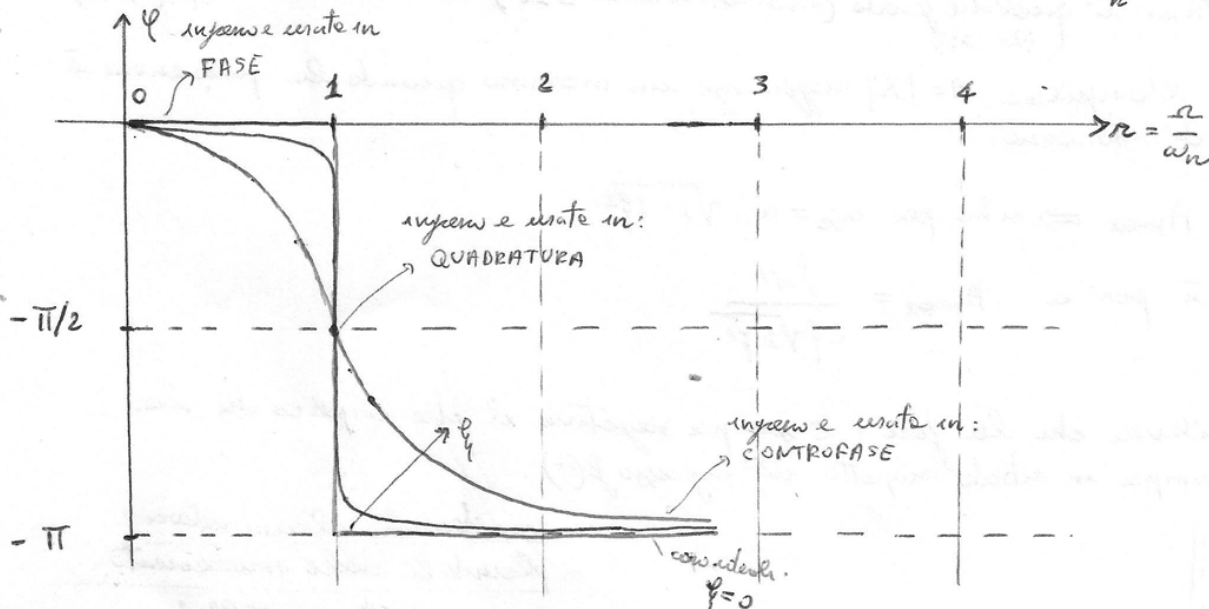
Nel caso in cui lo smorzamento non è nullo $\zeta \neq 0$ per $\omega = \omega_r$ si ha un massimo. Tale massimo si trova imponendo che:

$$\frac{\partial A}{\partial r} = 0 \Rightarrow \omega = \omega_r = \omega_n \sqrt{1 - 2\zeta^2} \Rightarrow \omega_r \text{ è detta } \underline{\text{FREQUENZA DI RISONANZA}}$$

questa relazione (e quindi l'esistenza di ω_r) è reale finché il radicando è positivo. Quindi ω_r esiste solo per $\zeta < \frac{\sqrt{2}}{2}$, per valori superiori non si ha più risonanza e le curve si appiattiscono senza massimo.

Indipendentemente dal valore dello smorzamento ζ , per valori di $\omega \rightarrow 0$ e quindi $r \rightarrow 0$ siamo in una situazione di applicazione statica della forza e l'ampiezza delle oscillazioni rappresenta lo spostamento della molla attorno alla posizione di equilibrio cioè pari a f_0/k . Per valori di frequenze elevate $\omega \gg \omega_n$ e quindi per $r \gg 1$ si hanno ampiezze molto piccole in quanto se impongo frequenze molto elevate cioè accelerazioni molto elevate e quindi la forza d'inerzia è elevata e cui devono corrispondere ampiezze molto piccole tendenti a zero. Quindi a frequenze elevate per spostare un oggetto devo imporre forze elevate.

• Consideriamo l'andamento della fase φ in funzione del rapporto $r = \frac{\omega}{\omega_n}$



Si osserva che per $r = 0$ si ha che qualunque sia lo smorzamento si ha $\varphi = 0$ cioè non si è ritardati.

Quando $r = 1 \Rightarrow \omega = \omega_n$ la fase φ per $\zeta = 0$ (senza di smorzamento) assume una forma indeterminata passando da 0 a $-\pi$ e si dice che il sistema è in condizioni di risonanza.

Facendo i calcoli si ottiene:

$$\zeta = 0,05 \Rightarrow \frac{\omega_r}{\omega_n} = \sqrt{1-2\zeta^2} = 0,994$$

$$\zeta = 0,10 \Rightarrow \frac{\omega_r}{\omega_n} = \sqrt{1-2\zeta^2} = 0,990$$

Quindi lo smorzamento ζ influenza poco il valore delle frequenze di risonanza ω_r . Molto spesso il valore delle pulsazioni di risonanza ω_r si confonde con la frequenza naturale del sistema ω_n anche se le due grandezze non strettamente differenti.

Consideriamo alcuni valori numerici di ω/ω_n :

Pulsazione con cui eccitiamo il sistema piccola rispetto a quella naturale.

$$\frac{\omega}{\omega_n} = 0,5$$

$$\Rightarrow \left\{ \begin{array}{l} \frac{A}{f_0/K} = 1,314 \quad \text{con } \zeta = 0,05 \\ \frac{A}{f_0/K} = 1,305 \quad \text{con } \zeta = 0,10 \end{array} \right.$$

Quindi se siamo distanti dalla zona di risonanza le due curve di A in funzione di ω si sovrappongono mentre sono diverse in prossimità della risonanza

Condizioni di risonanza.

$$\frac{\omega}{\omega_n} = 1$$

$$\Rightarrow \left\{ \begin{array}{l} \frac{A}{f_0/K} = 10,01 \quad \text{con } \zeta = 0,05 \\ \frac{A}{f_0/K} = 5,01 \quad \text{con } \zeta = 0,10 \end{array} \right.$$

↓
Gli effetti dello smorzamento si vedono solo in prossimità della risonanza:
• smorzamenti piccoli \rightarrow curve ripide
• smorzamenti alti \rightarrow curve piatte

Quando da una curva A in funzione di ω si vogliono vedere gli effetti dello smorzamento che dissipa energia si deve analizzare la zona di risonanza.

La presenza dello smorzamento e parte di forza esterna riduce le ampiezze di oscillazione dissipando energia.

• DIAGRAMMA DI BODE DEL SISTEMA CON SMORZAMENTO VISCOSO

Le quantità che descrivono l'ampiezza $A=|X|$ e la fase φ della risposta di un sistema ad un grado di libertà sottoposto a forzante armonica possono essere rappresentate anche attraverso un diagramma di BODE.

Si considera l'ampiezza delle oscillazioni $|X|$ rispetto ad un valore di riferimento che nel nostro caso è f_0/K che rappresenta lo spostamento statico della molla (rispettivamente che la molla compie a sottoposto ad una forza costante di ampiezza f_0):

$$\frac{|X|}{f_0/K} = \frac{A}{s_{statico}} = Q(\omega) \Rightarrow$$

viene detto GUADAGNO o FATTORE DI AMPLIFICAZIONE

Il modulo del guadagno $|Q(\omega)|$ molto spesso viene espresso in decibel che è definito come 20 volte il logaritmo della quantità considerata (nel nostro caso $|Q(\omega)|$)

$$|Q|_{dB} = 20 \log |Q(\omega)|$$

• DIAGRAMMA DI NYQUIST DEL SISTEMA CON SMORZAMENTO VISCOLO

La quantità che descrivono l'ampiezza $A=|X|$ e la fase φ della risposta di un sistema ad un grado di libertà sottoposto a forzante armonica può essere rappresentato attraverso un diagramma di Nyquist.

Se

$$X = \frac{f_0}{k - m\omega^2 + i c \omega}$$

possiamo separare la parte reale da quella immaginaria:

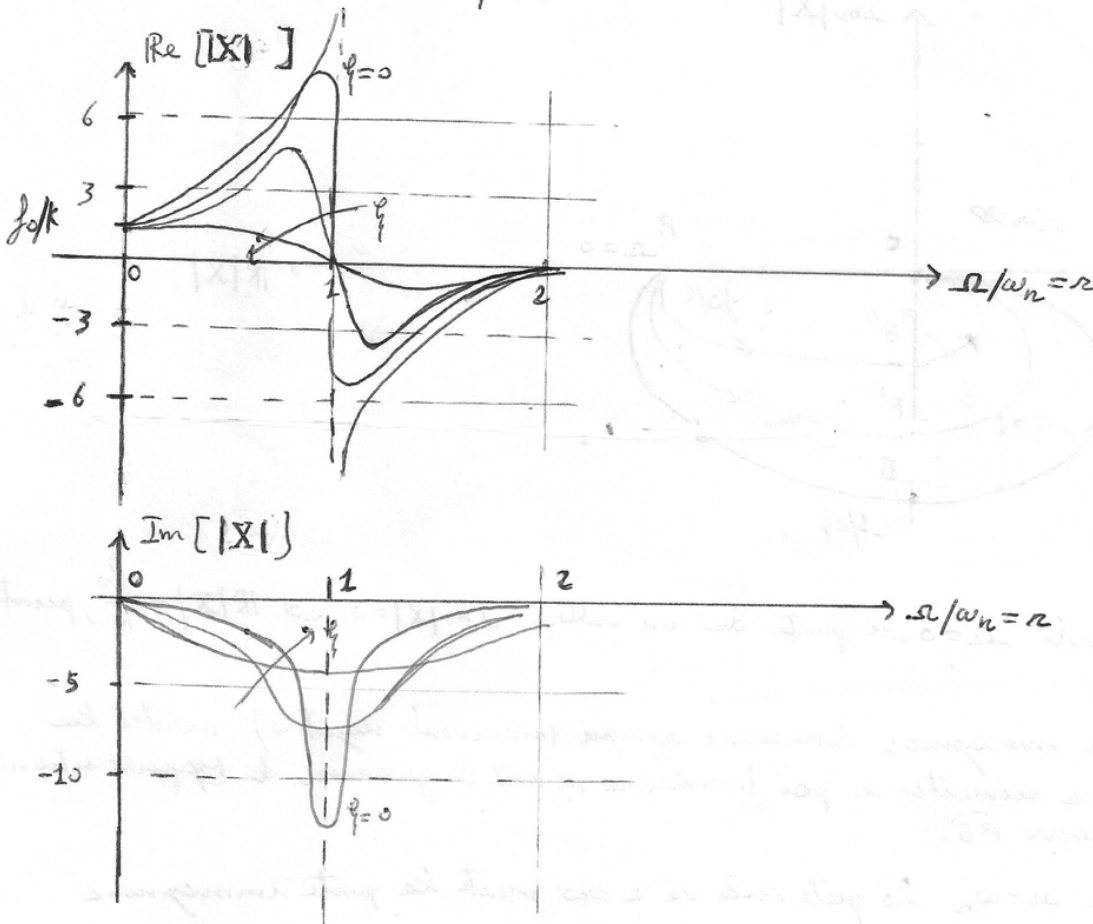
$$X = \frac{f_0 [(k - m\omega^2) - i c \omega]}{[(k - m\omega^2)^2 + (c\omega)^2]}$$

metto in evidenza k ottenendo:

$$X = \frac{f_0 k [(1 - r^2) - i (2\zeta r)]}{k^2 [(1 - r^2)^2 + (2\zeta r)^2]} = \frac{f_0 [(1 - r^2) - i (2\zeta r)]}{k [(1 - r^2)^2 + (2\zeta r)^2]}$$

Possiamo riportare parte reale e parte immaginaria nel piano di Argand - Gauss.
 Infatti:

$$\frac{X}{f_0/k} = Q(r) = \frac{[(1 - r^2) - i (2\zeta r)]}{(1 - r^2)^2 + (2\zeta r)^2}$$



ovvero il valore $-\frac{1}{2\zeta}$, meno nel punto B del diagramma.

se $\zeta > 1$ la parte immaginaria cessa mentre quella reale diventa negativa, \Rightarrow nel diagramma di Nyquist si hanno i punti sulle curve BC.

se $\zeta > 1$ e quindi $\omega \rightarrow \infty$ si ha che sia la parte immaginaria che quella reale vanno a zero, punto C.

In alcuni casi le curve di Nyquist è un cerchio.

All'aumentare dello smorzamento diminuisce la parte immaginaria e le curve di Nyquist si riducono diventando più piccole, ma passano sempre per i punti C ed H, quindi anche con questa rappresentazione l'effetto dello smorzamento è più evidente nella parte della circonferenza attraversata dai punti nell'asse verticale.

DEFINIZIONI DI FRF

Tutte le funzioni dipendenti dalla pulsazione delle forzate armoniche ω :

$$X = \frac{f_0}{k - m\omega^2 + i c \omega}$$

$$Q = \frac{X}{f_0/k}$$

vengono generalmente indicate come FUNZIONI DI RISPOSTA IN FREQUENZA (FRF)

indipendentemente dal fatto che rappresentino una grandezza fisica o il rapporto tra esse.

Queste ci dicono come risponde un certo sistema ad un ingresso che sia di forma armonica.

Nel campo della meccanica delle vibrazioni tra le FRF usate vi è:

- La RECELTANZA $\alpha(\omega)$ che è il rapporto tra lo spostamento e la forza

$$\alpha(\omega) = \frac{X}{f_0}$$

Ampiezza della risposta rispetto a quella della forza entrante.

- La MOBILITA' $Y(\omega)$ che è il rapporto tra la velocità e la forza.

La velocità è data dalla derivata della risposta:

$$x(t) = X e^{i\omega t}$$

$$\dot{x}(t) = i\omega X e^{i\omega t} = \frac{V}{i} e^{i\omega t}$$

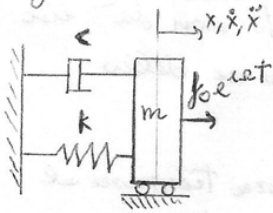
(i.e. X) ci dice quando è grande la velocità al variare della pulsazione.

quindi:

$$Y(\omega) = \frac{V}{f_0} = \frac{i\omega X}{f_0}$$

osserviamo che tutte le grandezze e presso definite valgono quando si ha un ingresso di tipo armonico.

Si definisce TRAMISSIBILITÀ T del sistema il rapporto tra la forza applicata e la forza che si scarica a terra tramite il vincolo. (12)



Più in generale si indica con tramissibilità il rapporto tra le due ampiezze commensurabili una delle quali è interpretata come ingresso e l'altra come uscita.

$$T = \frac{f_v(t)}{f(t)} = \frac{(k + i c \omega) X}{f_0}$$

Frequentemente tale rapporto viene indicato come rapporto "MONTE/VALLE".

Essendo:

$$\bar{X} = \frac{f_0}{k - m\omega^2 + i c \omega}$$

in cui:

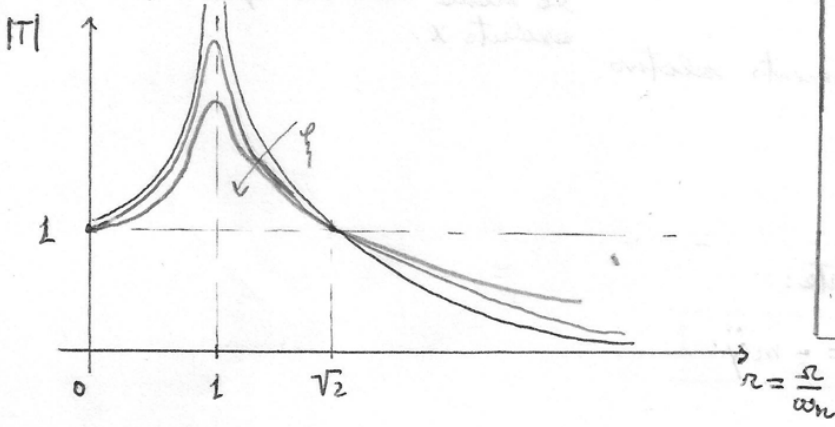
$$T(\omega) = (k + i c \omega) \cdot \frac{1}{k - m\omega^2 + i c \omega}$$

Il modulo della tramissibilità è dato da:

$$|T| = \frac{\sqrt{1 + (2\zeta r)^2}}{\sqrt{(1 - r^2)^2 + (2\zeta r)^2}}$$

dove $r = \frac{\omega}{\omega_n}$.

Il grafico del modulo della tramissibilità in funzione di r è il seguente:



$$\begin{aligned} \frac{k + i c \omega}{k - m\omega^2 + i c \omega} &= \frac{\frac{k}{k} + \frac{i c \omega}{k}}{\frac{k}{k} - \frac{m\omega^2}{k} + \frac{i c \omega}{k}} = \\ &= \frac{1 + i \frac{c \omega}{k}}{1 - \frac{\omega^2}{\omega_n^2} + \frac{i c \omega}{k}} = \frac{1 + i \left(\frac{c \omega}{k}\right) \frac{2\sqrt{km}}{2\sqrt{km}}}{1 - \frac{\omega^2}{\omega_n^2} + \frac{i c \omega}{k} \frac{2\sqrt{km}}{2\sqrt{km}}} = \\ &= \frac{1 + i \frac{c \omega \sqrt{km}}{k}}{1 - \frac{\omega^2}{\omega_n^2} + \frac{i c \omega \sqrt{km}}{k}} = \\ &= \frac{1 + i \frac{2\zeta r}{1 - r^2 + 2i\zeta r}}{1 - r^2 + 2i\zeta r} = \\ &= \frac{1 + i 2\zeta r}{1 - r^2 + 2i\zeta r} = \\ &= \frac{1 + i 2\zeta r}{1 - r^2 + 2i\zeta r} = \frac{\text{Re}_N + i \text{Im}_N}{\text{Re}_D + i \text{Im}_D} \\ |T| &= \frac{\sqrt{\text{Re}_N^2 + \text{Im}_N^2}}{\sqrt{\text{Re}_D^2 + \text{Im}_D^2}} \end{aligned}$$

Se $r=0$ applico una forza costante e mi ha che $|T|=1$ quindi a terra scende esattamente la forza f_0 .

Se $r=1$ mi ha che $|T|$ tende ad infinito, mi ha un'impulso delle forze da venire scaricate a terra.

Se $r \rightarrow \infty$ mi ha che $|T|$ tende a zero, si annulla la forza da venire scaricata a terra.

Un altro metodo è quello di esplicitare il secondo termine:

$$m\ddot{x} + c\dot{x} + Kx = Ky_0 e^{i\omega t} + i c \omega y_0 e^{i\omega t} = \underbrace{(K + i \omega c)}_{F_0} y_0 e^{i\omega t}$$

(13)

Esplicitiamo il secondo termine:

$$m\ddot{z} + c\dot{z} + Kz = -m\ddot{y} = -m(i^2 \omega^2 y_0) e^{i\omega t} = m \omega^2 y_0 e^{i\omega t}$$

chiameremo con $F_0 = m \omega^2 y_0$ che non sarà un termine costante ma varia con ω .

$$m\ddot{z} + c\dot{z} + Kz = F_0 e^{i\omega t}$$

La risposta sarà del tipo:

$$z(t) = Z e^{i\omega t} = A e^{i(\omega t + \varphi)}$$

il cui modulo è dato da:

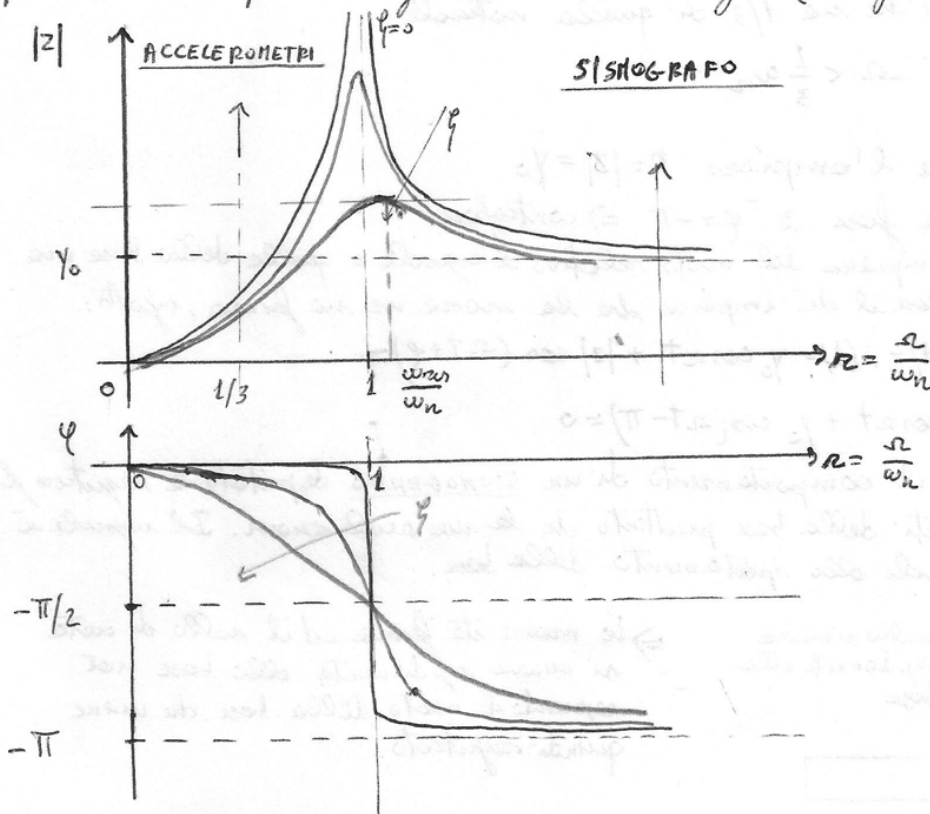
$$|Z| = A = \frac{m \omega^2 y_0}{K} = y_0 \frac{\omega^2}{\sqrt{(1 - r^2)^2 + (2\zeta r)^2}}$$

mentre la fase è data da:

$$\tan \varphi = - \frac{2\zeta r}{1 - r^2}$$

Nel caso di tale sistema possiamo allora studiare lo spostamento relativo.

Ripostiamo l'ampiezza in funzione di r e la fase φ in funzione di r .



BATTIMENTO

Le espressioni finora trovate e, di conseguenza, i grafici tracciati indicano essenzialmente che l'ampiezza di oscillazione dipende in modo marcato non solo dall'intensità della forza applicata ma anche dalle frequenze alle quali essa agisce sul sistema.

Consideriamo le risposte di un sistema sollecitato da una forzante armonica nella condizione di regime in cui il transitorio si è estinto e la soluzione è caratterizzata dal solo integrale particolare.

Dall'equazione:

$$m\ddot{x} + c\dot{x} + Kx = F_0 \sin \omega t$$

la risposta è del tipo:

$$x(t) = x_0 \sin(\omega t + \varphi)$$

↳ ritardo di fase.

Si suppone di non considerare l'integrale generale in quanto nei sistemi reali vi è sempre un'azione smorzante che prima o poi fa estinguere la risposta generale. Però il tempo in cui agisce l'integrale generale può essere grande e quindi diventa d'interesse studiare anche il transitorio.

Poniamo lo smorzamento uguale a zero $c=0$, l'equazione dinamica diventa:

$$m\ddot{x} + Kx = F_0 \cos \omega t$$

↳ il secondo termine può essere scritto come $F_0 e^{i\omega t}$ che comprende il caso di funzione seno e funzione coseno.

La risposta è:

$$x(t) = x_g(t) + x_p(t)$$

l'integrale generale dell'omogenea associata sarà: $x_g(t) = a \cos \omega_n t + b \sin \omega_n t$

l'integrale particolare sarà: $x_p(t) = \frac{F_0}{K - m\omega^2} \cos \omega t \Rightarrow$ non vi è la fase φ in quanto non vi è smorzamento.

In assenza di smorzamento la risposta completa sarà:

$$x(t) = a \cos \omega_n t + b \sin \omega_n t + \frac{F_0}{K - m\omega^2} \cos \omega t$$

↳ essendo $c=0$ non si estingue mai (non vi è il termine esponenziale che fa estinguere la risposta del sistema libero)

consideriamo le condizioni iniziali:

$$x(0) = x_0 ; \dot{x}(0) = v_0$$

Se ha che

$$x(0) = a + \frac{F_0}{K - m\omega^2} = x_0$$

$$= \frac{F_0}{2m\omega_n} t \sin \omega_n t$$

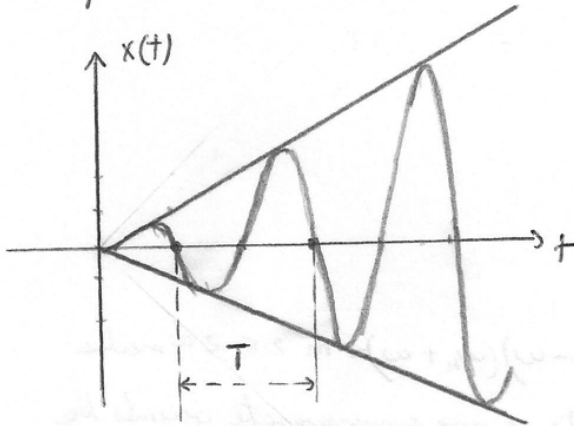
quindi si ha che:

$$x(t) = \frac{F_0}{2m\omega_n} t \sin \omega_n t$$

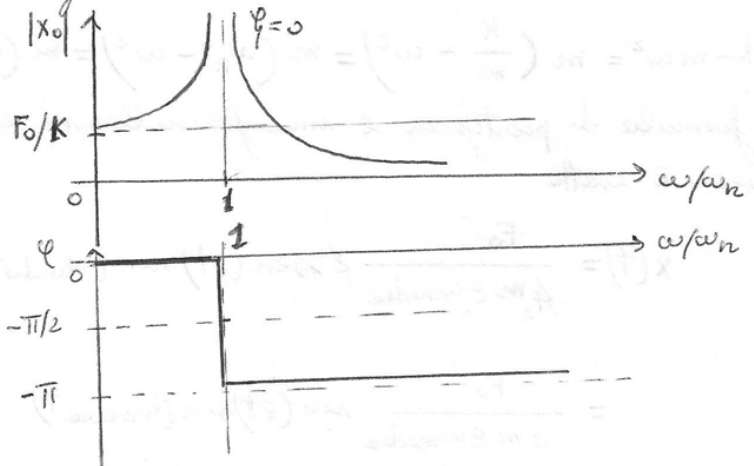
soluzione completa dell'eq. in assenza di smorzamento.

Nella soluzione vi è il termine t che non rende armonica la soluzione.

La risposta ha un andamento crescente con periodo $T = \frac{2\pi}{\omega_n}$, cioè il fenomeno si amplifica.



Consideriamo che se lo smorzamento è nullo e siamo nelle condizioni di risonanza $\omega = \omega_n$ nel diagramma di Bode si osserva un comportamento anomalo dove l'ampiezza è infinita e la fase è indeterminata (o di 90° facendo un'estensione).



Nella realtà ciò che accade nella zona di risonanza considerando uno smorzamento nullo è descritto dal diagramma della funzione

$$x(t) = \left(\frac{F_0}{2m\omega_n}\right) t \sin \omega_n t.$$

Il sistema in risonanza tende ad assumere un'ampiezza di oscillazione infinita ma in un tempo anch'esso infinito anche se, ovviamente il cedimento di una struttura reale si manifesta ben prima del raggiungimento di queste condizioni. (non si ha cioè una risposta stazionaria come quelle che si possono considerare in altri punti del diagramma di Bode).

Tale fenomeno è la RISONANZA INFINITA.

Dal punto di vista ingegneristico si devono fissare due vincoli:

- in tutti i sistemi reali vi è smorzamento e quindi non si va ad infinito
- ho considerato un modello lineare (valido per piccoli spostamenti)

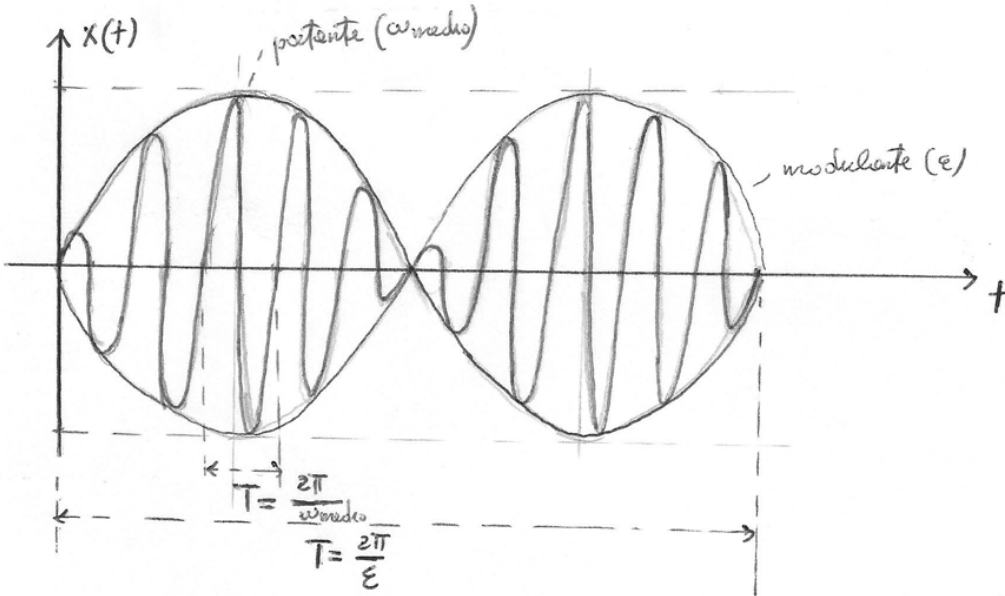
Perciò anche se nel sistema reale vi è smorzamento quando si ha una pulsazione di risonanza si hanno ampiezze elevate.

È importante non confondere la risonanza con l'instabilità.

Nell'instabilità la tendenza di amplificazione è dovuta a dei fenomeni di natura interna che riguardano l'omogenea associata ed ha un andamento esponenziale rispetto alla risonanza che dipende da una forzante esterna.

Quindi l'origine dell'amplificazione tra risonanza e instabilità (seccoloistica) è diversa.

Il fenomeno generale è un'amplificazione e una riduzione periodica \Rightarrow (non è armonica), che prende il nome di battimento.

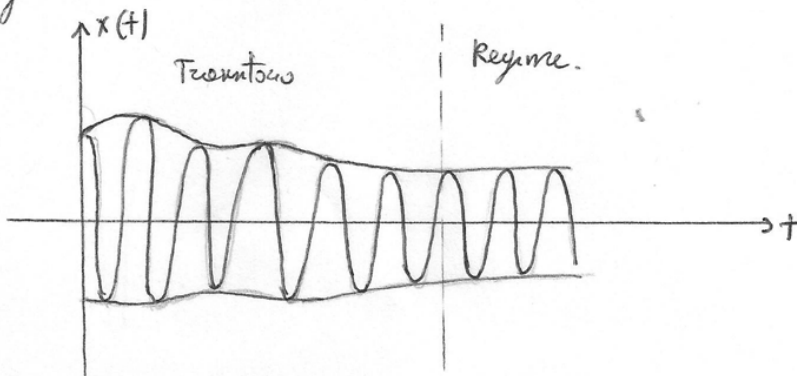


Quindi nel battimento si ha un'armonica di ampiezza elevata (ϵ è denominatore) che pulsazione come detta portante, ampiezza però modulata da una seconda armonica di pulsazione ϵ detta modulante. Il battimento è il risultato della somma di due armoniche con frequenze vicine.

Per evidenziare il battimento non è sufficiente che le ampiezze siano vicine fra loro ma anche che le AMPIEZZE SIANO PARAGONABILI. A tale fenomeno è associato un fenomeno acustico quindi quando accade può essere udito.

Il battimento accade ogni qual volta si hanno forzanti armoniche che hanno pulsazioni ω_1 ed ω_2 vicine.

□ Consideriamo che lo smorzamento non sia nullo ($\epsilon \neq 0$). La risposta può assumere la forma:



Se si dà una forzante armonica avrà una risposta con una zona di risposta e regime e una iniziale di transitorio (dove si ha un andamento che tende ad estinguersi). Il transitorio si estingue dopo un tempo che può essere anche lungo.

Se l'acquisizione viene fatta nel transitorio il diagramma di Bode non vale è skollato \Rightarrow il diagramma di Bode e la costruzione dell'FFT vale a regime.

Esistono:

$$\overline{OD} = L$$

$$\varphi = 60^\circ$$

$$\theta_{max} = 5^\circ$$

$$\mu = \mu_0 \left(1 - \frac{y}{L}\right)$$

$$\overline{AB} = R$$

Determinare ω_n , ω_{ris} , K_T

• Determinare la rigidezza K_T

La molla rappresenta un'asta di rigidezza omale K ; la manovella è collegata ad un motore.

L'ampiezza dell'oscillazione dell'elettore dipende da K_T . Si è immaginato che vi sia uno smorzamento dovuto allo smorzatore tra il telaio e l'asta. Nella realtà non si ha uno smorzatore reale ma quest'ultimo rappresenta lo smorzamento del sistema che comunque esiste realmente. Si è assunto $\varphi = 60^\circ$.

Facendo oscillare a una velocità è stato osservato che $\theta_{max} = 5^\circ$ e ω_0 è concorde con l'ipotesi delle piccole oscillazioni.

Lo spostamento verticale del punto C è dato da:

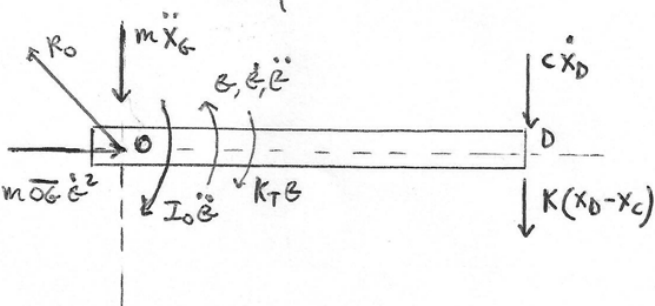
$$x_C(t) = \overline{AB} \sin \alpha = R \sin \omega t$$

Il momento d'inerzia dell'elettore rispetto ad un asse trasversale passante per il punto O sarà dato da:

$$I_O = \int_0^L \mu dy y^2 = \int_0^L \mu_0 \left(1 - \frac{y}{L}\right) y^2 dy = \mu_0 \left[\frac{y^3}{3} - \frac{y^4}{4L} \right]_0^L = \mu_0 \frac{1}{12} L^3$$

Sostituendo i valori numerici si ottiene $I_O = 1,042 [kg \cdot m^2]$

Scriviamo l'equazione del moto per l'elettore.



Le azioni che intervengono utilizzando il diagramma di corpo libero sono:

- il momento di richiamo elastico $K_T \theta$ (momento opposto alla rotazione)
- le forze peso non si mette in questo caso non essendo trascurabile non è d'interesse (osserviamo che tale semplificazione non può essere sempre fatta).

- La forza lineare verso il basso dovuta all'azione dello smorzatore $c \dot{x}_0$.
- La forza della molla $K(x_0 - x_C)$.
- La forza d'inerzia dovrebbe essere applicata al baricentro ma in questo caso è difficile trovare il baricentro e quindi per semplicità la forza d'inerzia in un punto (origine) con un elemento di trasporto. Quindi la forza d'inerzia $m \ddot{x}_G$ viene spostata nel punto O.
- In più vi è la forza centrifuga $m \overline{OG} \dot{\theta}^2$ e la reazione vincolare R_0 inclinata come in figura.

Quindi la nostra soluzione sarà la parte immaginaria delle risposte $z = z_0 e^{i\omega t}$. A noi interessa solo l'ampiezza e lo sfasamento di z .

Quindi:

$$z_0 = \frac{KLR / K_{eq}}{\sqrt{(1-r^2)^2 + (2\zeta r)^2}}$$

dove $r = \frac{\omega_{ms}}{\omega_n} = \sqrt{1-2\zeta^2}$

in che da:

$$z_{max} = \frac{KLR / K_{eq}}{2\zeta \sqrt{1-2\zeta^2}}$$

essendo z_{max} , ζ , L , K noti: dalla precedente ricavare il valore di K_{eq} per e :

$$K_{eq} = 117100 \text{ Nm/rad}$$

essendo $K_{eq} = K_T + KL^2$ ricavare:

$$K_T = 19000 \text{ Nm/rad}$$

Pero ricavare:

$$\omega_n = 335,2 \text{ rad/s}$$

$$\omega_{ms} = 177,4 \text{ rad/s}$$

determino quindi la fase φ .

Poiché vi è uno smorzamento molto alto del 60% vi è una notevole differenza tra la pulsazione propria ω_n e quella di risonanza.

In questo caso quindi si vede come la risonanza è il valore di pulsazione in cui si ha il massimo dell'ampiezza.

□

Quindi ponendo $\text{sen } \theta \approx \theta$ si ha:

$$I_0 \ddot{\theta} + mgl\theta = -c_0 mgn \dot{\theta}$$

con $I_0 = I_G + ml^2$

Per l'equazione non lineare non esiste una soluzione valida per tutto ma soluzioni approssimate per il caso.

Per il caso in cui compare $mgn \dot{\theta}$ si osserva che per:

$$\dot{\theta} > 0 \implies \text{sgn } \dot{\theta} = 1$$

$$\dot{\theta} < 0 \implies \text{sgn } \dot{\theta} = -1$$

Facciamo delle condizioni generali.

Facciamo delle misure spostando il peso della posizione iniziale di equilibrio e lasciando andare. Ciò comporta che all'inizio si avrà una velocità negativa $\dot{\theta} < 0$. Lasciare andare significa avere una condizione iniziale $\dot{\theta}(0) = 0$.

In questa prima fase l'eq. del moto diventa:

$$I_0 \ddot{\theta} + mgl\theta = c_0 \implies \text{questa è un'equazione lineare.}$$

Osserveremo che la soluzione è data dall'integrale particolare più (non possiamo parlare di soluzioni e regime nel caso del pendolo) l'integrale generale:

$$\theta(t) = \frac{c_0}{mgl} + a \cos \omega_n t + b \sin \omega_n t$$

dove: $\omega_n = \sqrt{\frac{mgl}{I_0}} \implies$ pulsazione propria del pendolo

Imponiamo le condizioni iniziali.

$$\theta(0) = \frac{c_0}{mgl} + a = \theta_0 \implies a = \theta_0 - \frac{c_0}{mgl}$$

$$\dot{\theta}(t) = \omega_n (-a \sin \omega_n t + b \cos \omega_n t)$$

$$\dot{\theta}(0) = b \omega_n = 0 \implies b = 0$$

Quindi: $\theta_I = \frac{c_0}{mgl} + \left(\theta_0 - \frac{c_0}{mgl} \right) \cos \omega_n t \implies$ Soluzione relativa alla prima fase quella iniziale valida per $(t < t_2)$

È una funzione armonica a media non nulla. Questa vale fin tanto che $\dot{\theta} < 0$.

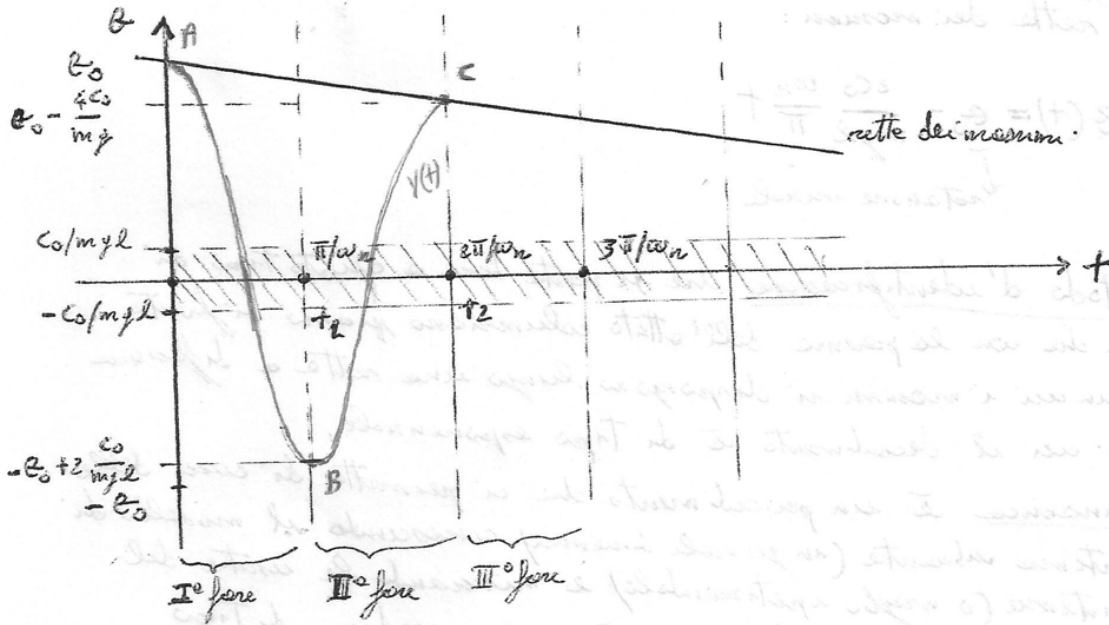
Calcoleremo la derivata prima per vedere quando cambia segno:

$$\dot{\theta}_I = \omega_n \left(\frac{c_0}{mgl} - \theta_0 \right) \sin \omega_n t$$

Trasce gli zeri della funzione è facile perché compare $\sin \omega_n t$

Quindi:

C'è una certa periodicità nel cambio di direzione:



Alle fine della seconda fase per $t = t_2$ l'impresario perde la quantità $4 \frac{c_0}{mg l}$.

Nelle fasi analoghe guadagna una certa quantità.
 Definisco un arco di sinusoide che parte da A e B e così faccio per gli altri punti.
 La caratteristica di tale sistema è che i massimi stanno tutti in una stessa retta
 detta RETTA DEI MASSIMI.

Facciamo un'enciclopedia con il decadimento esponenziale.
 Osserviamo che la retta dei massimi non è tangente ai punti massimi A e C
 (contorno del decadimento esponenziale in cui n è tangente nei punti di
 contatto). Se ha un oscolo (si estingue il moto) quando il massimo (o il minimo)
 si trovano in una zona moto comprese tra $(c_0/mg l)$ e $(-c_0/mg l) \Rightarrow$ il moto
 si estingue perché interamente l'effetto statico.

In realtà non dovrebbe essere messo come l'effetto di primo sintacco.
 Osserviamo che nella realtà non è così ma il modello parte dalle condizioni di
 effetto columbiani che non sono esatte in quanto non è chiaro ciò che avviene per
 $\epsilon = 0$. Comunque il modello è valido nelle zone in cui si osserva il moto.

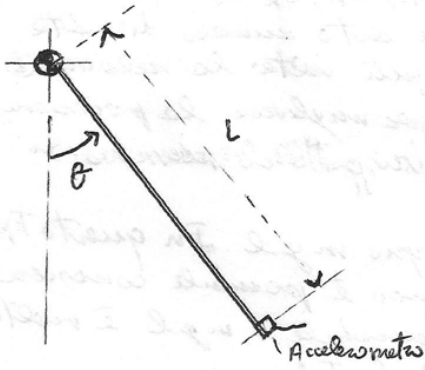
Quindi l'andamento dell'effetto columbiani rappresentato dall'andamento dell'angolo
 $\theta(t)$ in funzione del tempo ci dice che i massimi si dispongono lungo una retta che non
 è retta dei massimi

è una retta di tangenza (in quanto essendo una retta in discesa non potremmo avere una
 tangente nel punto dei massimi) si muovono a differenza di ciò che accade con lo
 smorzamento viscoso.

L'eq. della retta che è una funzione $y(t)$ è del tipo:

$$\frac{y - y_1}{y_2 - y_1} = \frac{x - x_1}{x_2 - x_1}$$

(20b)



La distanza tra l'accelerometro e lo
 centro di massa L (non è detto che L sia
 la lunghezza del pendolo).

Ricorriamo all'accelerazione angolare dividendo
 il segnale dell'accelerazione lineare per L :

$$\ddot{\theta} = \frac{\ddot{x}_{acc}}{L}$$

chiaramente in ogni punto che viene indicato è
 soggetto ad un errore. Ad esempio vi è un errore nel
 non misurare e misurare bene L ed inoltre nell'
 accelerazione misurata dall'accelerometro compare una
 componente trasversale. Queste sono due fonti
 d'errore.

In realtà il segnale analogico viene campionato, quindi vi sarà una scala temporale
 fissa che viene fotografata in tanti istanti. La frequenza di campionamento si
 chiama f_s e viene impostata dalla scheda di acquisizione. In generale le frequenze
 di campionamento sono costanti perché quasi sempre si fa un'analisi spettrale con
 Fourier, la trasformata di Fourier richiede che Δt (tempo di acquisizione) sia costante.

$$\Delta t = 1/f_s = \text{costante.}$$

Non tutte le schede hanno il Δt costante, ma quelle moderne sì.

Si ha quindi:

$$t_k = k \Delta t$$

e misuriamo l'accelerazione al tempo t_k :

$$\ddot{x}_k = \ddot{x}(t_k)$$

dopo di che si ottengono $\dot{x}_k \Rightarrow$ velocità e le rotazioni $\theta_k \Rightarrow$ spostamenti mediante
 integrazione numerica.

Occorrerà due precauzioni sulle accelerazioni delle velocità e degli spostamenti non è un'
 operazione semplice perché gli errori contenuti nel segnale di accelerazione potrebbero
 amplificarsi durante l'integrazione. Per l'integrazione numerica esistono vari metodi e
 tutti richiedono di filtrare il segnale. Quando il segnale ha un contenuto spettrale
 molto ridotto (ad esempio quello sismico) allora l'operazione di filtro funziona bene
 invece il segnale contiene tante armoniche l'operazione di filtro non funziona bene.

Nel nostro caso abbiamo un segnale che contiene una sola armonica e quindi
 l'operazione d'integrazione numerica funziona bene. Nel nostro caso per l'integrazione si
 è usato il metodo di Simpson (ma va bene anche quello di Trapezio).

Quindi a partire dalle accelerazioni lineari si riescono ad ottenere le rotazioni e le
 velocità angolari:

$$\textcircled{1} \quad I_0 \ddot{\theta}_k + C_0 \text{sign} \dot{\theta}_k + m g l \theta_k = 0$$

queste ultime note.

Dato un sistema di molte equazioni in poche incognite la decomposizione ai valori singolari permette di determinare le incognite.

Metodi. Tize fuori quindi i valori:

$$\frac{I_0}{m \cdot l} \quad e \quad \frac{c_0}{m \cdot l}$$

se si conosce $m \cdot l$ si ottengono i valori I_0 e c_0 se no' ottengo il rapporto.

con una unica libbra non posso identificare tutte e tre i parametri ci vuole una prova forzata. con un prova forzata, conoscendo la forzante, ottengo tutte e tre i valori ($I_0, c_0, m \cdot l$).

[conoscendo che anche gli errori del decimato logaritmico sono pesati libbra ed infatti viene smorzato la mossa m]

col DPE è possibile compiere l'identificazione anche per sistemi non lineari: Non è richiesta la linearità delle eq. del moto; potremo quindi tener conto anche del n.c.

Il problema sta nel fatto che è necessario ottenere velocità e spostamenti, come che altri metodi d'identificazione non richiedono come ad esempio quello dei sottoposti che lavorano semplicemente con le accelerazioni per determinare i modi di vibrazione del sistema.

Se il sistema è semplice (e pochi gradi di libertà) ed il segnale di uscita è piatto ed invece integrato allora il DPE funziona bene anche se non si conoscono le velocità.

Il grosso problema riguarda l'integrazione numerica \Rightarrow non funziona per sistemi Random in quanto ha un contenuto armonico notevole.

in che:

$$m \ddot{x} + c \dot{x} + kx = M \varepsilon \omega^2 \sin \omega t$$

questa ha pongo uguale alla forza F_0 .

La risposta sarà quindi data da:

$$x(t) = X e^{i \omega t}$$

(considerando la presenza del seno la forzante ha solo la parte immaginaria e quindi anche la risposta può essere considerata con la sola parte immaginaria)

da cui in che:

$$X = \frac{M \varepsilon \omega^2}{k - m \omega^2 + i \omega c}$$

Scriviamo la trasmissibilità in termini di rapporto tra forze:

$$T = \frac{\text{forza trasmissibile al vincolo}}{\text{forza di riferimento}} = \frac{kx + c \dot{x}}{\text{forza di riferimento}} = \frac{(k + i \omega c) X e^{i \omega t}}{\text{forza di riferimento}}$$

Come forza di riferimento utilizzeremo $\text{forza di riferimento} = M \varepsilon \omega^2 e^{i \omega t}$ ma ciò potrebbe essere forzante in quanto $M \varepsilon \omega^2 e^{i \omega t}$ non è costante né col tempo né con la frequenza. Quindi utilizzando $\text{forza di riferimento} = M \varepsilon \omega^2 e^{i \omega t}$ si avrebbe una trasmissibilità data dal rapporto di una forza che è al vincolo e una forza che varia con la frequenza. Quindi si sceglie una forza costante del tipo $M \varepsilon \omega_n^2 e^{i \omega t}$ che non varia con la frequenza. Si ha quindi:

$$T = \frac{(k + i \omega c) X e^{i \omega t}}{M \varepsilon \omega_n^2 e^{i \omega t}} = \frac{M \varepsilon \omega^2 (k + i \omega c)}{(k - m \omega^2) + i \omega c} \cdot \frac{1}{M \varepsilon \omega_n^2}$$

essendo:

$$\frac{c}{k} = \frac{2 \zeta}{\omega_n}$$

$$r = \frac{\omega}{\omega_n}$$

mettendo in evidenza k si ha:

$$T = r^2 \frac{1 + 2 \zeta r}{(1 - r^2) + 2 i \zeta r}$$

Il modulo di tale quantità è:

$$|T| = r^2 \frac{\sqrt{1 + (2 \zeta r)^2}}{\sqrt{(1 - r^2)^2 + (2 \zeta r)^2}}$$

→ questa quantità ci dice il valore della quantità di forza che viene trasmessa a terra.

Vediamo l'andamento di $|T|$ in funzione di r

Esiste anche la fase di T che ci dice con quale ritardo la vera forza che va e torna in risposta rispetto a quella di riferimento ⇒ ma la fase non interessa molto.

Questo detto è quello che eccede nelle levatane.

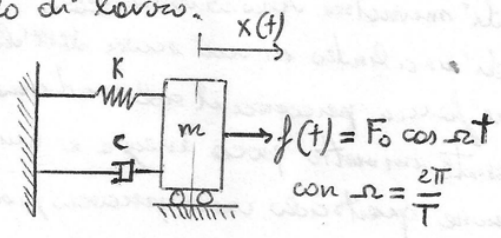
Nel caso delle levatane si ha un sistema con un basso smorzamento e con pulsazione propria bassa rispetto alle velocità di rotazione del cestello durante la centrifuga, che invece deve essere alta perché l'operazione sterna sia efficace. Dunque non è possibile lavorare nelle zone $\omega \ll \omega_n$ dove si otterrebbero forze e spostamenti ridotti. Infatti volendo si elevati dovremmo costruire un sistema con un grande $\omega_n = \sqrt{\frac{k}{m}}$ si dovrà avere un k grande cioè si richiederebbe un sistema di sospensione del cestello e del motore esterno collegato particolarmente rigido. [se $\omega = 600 \text{ giri/min} = 10 \text{ giri/s}$, quindi per lavorare nel campo $\omega \ll \omega_n$, si deve avere un ω_n elevato e quindi si devono avere molle rigide e quindi molto grandi \Rightarrow ingombranti e costose \Rightarrow creiamo da una levatane moderna lavoro con una centrifuga $\omega = 1000 \text{ giri/min}$]. Quindi si lavora nel campo $\omega > \omega_n$ accettando che nel passaggio dalle velocità nelle alte velocità di centrifuga il sistema ottiene la come di risonanza, e questo punto lo smorzamento dovrà essere piccolo altrimenti le forze trasmesse a terra diventano grandi.

SMORZAMENTO ISTERETICO

Oltre allo smorzamento modellato con $c\dot{x}$ e allo smorzamento dovuto all'attrito coulombiano esiste uno smorzamento isteretico. Tale modello di smorzamento è detto anche STRUTTURALE O INTERNO.

Per definire lo smorzamento strutturale si deve definire il lavoro dissipato in un ciclo dello smorzatore viscoso.

Si prende quindi un sistema molla-massa e gli si fa percorrere un ciclo di lavoro.



Il lavoro lo calcoliamo come il lavoro compiuto dalle forze $c\dot{x}$ oppure come il lavoro compiuto dalle forze esterne in quanto il lavoro accumulato (energia di deformazione elastica) della molla viene restituita sotto forma di energia cinetica allo stesso tempo, quindi tutte l'energia che forniamo dall'esterno viene dissipata dallo smorzatore.

Quindi il lavoro può essere calcolato o come lavoro compiuto dalle forze $c\dot{x}$ oppure come il lavoro compiuto dalle forze esterne in quanto sono uguali.

Quindi:

$$L_{\text{ciclo}} = \int_{\text{ciclo}} c\dot{x} dx$$

In questo caso deve essere nuovo di aver una forza armonica se no non ha un ciclo. Possiamo scrivere:

Se f_{ad} è quello che abbiamo imposto con il modello di movimento viscoso e f_I è ciò che risulta sperimentalmente parametro rappresentativo del comportamento elastico del motore attraverso un smorzatore viscoso equivalente.

Per imporre l'equivalenza tra ciò che misuriamo in realtà e ciò che vogliamo modellare imponiamo che il lavoro dissipato in un ciclo dallo smorzatore viscoso sia uguale al lavoro dissipato in un ciclo da uno smorzatore di tipo elastico.

$$f_{ad} = f_I$$

Avrà quindi uno smorzatore equivalente in cui la quantità c non è più costante ma varia con la frequenza.

$$c_{eq} A^2 \Omega \pi = \alpha A^2$$

$$c_{eq} = \frac{\alpha}{\pi} \frac{1}{\Omega}$$

parametro di movimento viscoso equivalente allo smorzamento elastico.

L'equazione del sistema diventa:

$$m \ddot{x} + c_{eq} \dot{x} + Kx = F_0 e^{i\Omega t}$$

e con la soluzione e regime $x = X e^{i\Omega t}$

$$\text{essendo } \dot{x} = i\Omega X e^{i\Omega t} = i\Omega x(t)$$

ostituendo:

$$m \ddot{x} + c_{eq} i\Omega x + Kx = F_0 e^{i\Omega t}$$

$$m \ddot{x} + Kx \left(1 + i \frac{\Omega c_{eq}}{K} \right) = F_0 e^{i\Omega t}$$

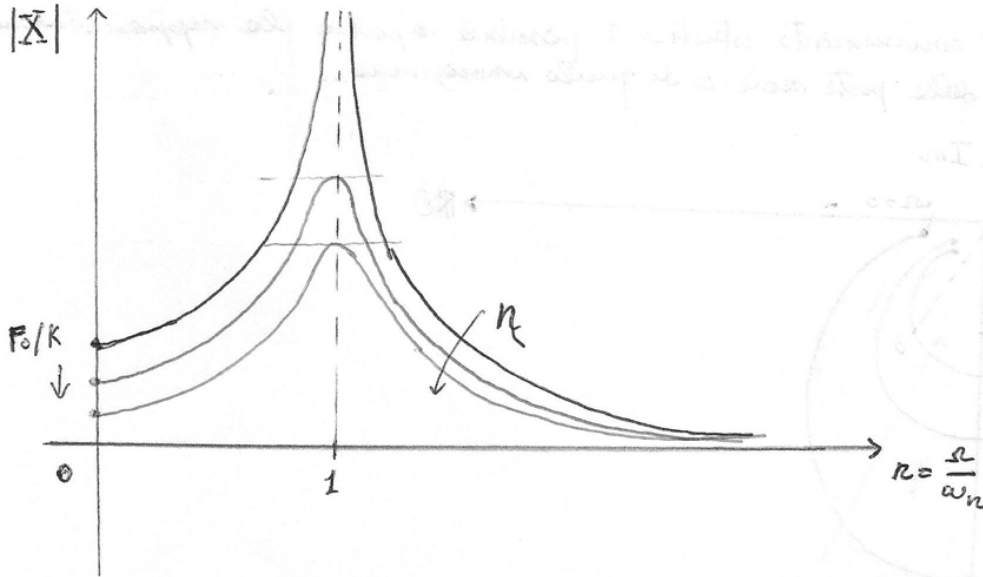
Nel modello di movimento elastico compare una resistenza con parte reale e parte immaginaria. La parte reale svolge il solito compito di accumulatore e di restituzione energia potenziale elastica mentre la parte immaginaria è quella responsabile della dissipazione. Soltanto che in tale modello la dissipazione non sarà più proporzionale alla velocità con cui il ciclo viene percorso ma all'ampiezza con cui il ciclo viene percorso. \Rightarrow è indipendente dalla frequenza.

Si ha che:

$$\frac{\Omega c_{eq}}{K} = \frac{\Omega}{K} \frac{\alpha}{\pi \Omega} = \frac{\alpha}{\pi K}$$

\Rightarrow viene indicata con η } viene detto FATTORE DI PERDITA
 viene indicata con β } (loss factor)

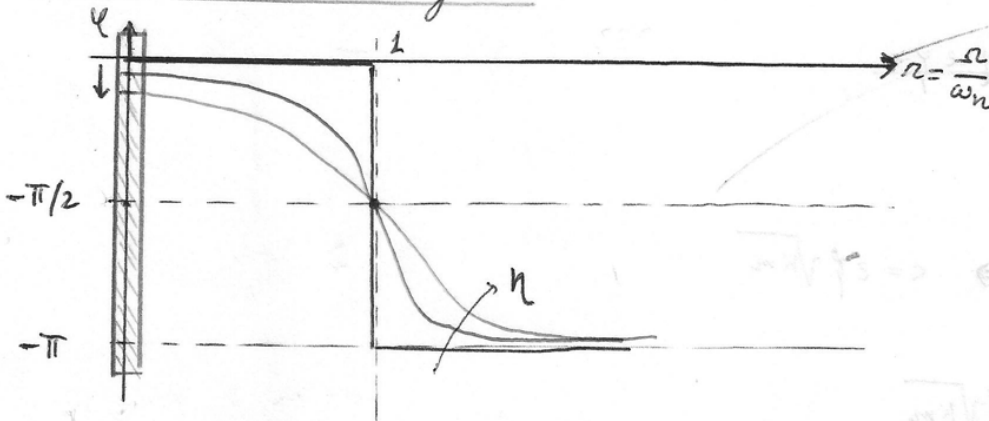
Il fattore di perdita è il modo con cui specifichiamo la capacità di un motore di dissipare energia secondo un modello di movimento elastico.



Se $\eta = 0$ non si ha smorzamento, quindi si ha il classico andamento in parte dello spostamento statico F_0/K si va ad infinito per $\omega = \omega_n$ e si va pari a zero per $\omega \gg \omega_n$.

Se $\eta \neq 0$ non si parte più dallo stesso punto in quanto η cambia F_0/K e quindi maggiore η più il punto iniziale del diagramma si abbassa. La posizione di risonanza coincide con $\omega_n \Rightarrow \omega_{res} = \omega_n$ e non meno che lo smorzamento cioè i momenti delle curve di risonanza più piccoli.

Tracciamo l'andamento della fase.



In assenza di smorzamento $\eta = 0$ la fase va da zero a $-\pi$ istantaneamente nel punto $\omega = \omega_n$.

In presenza di smorzamento $\eta \neq 0$ se $r = 1$ la $\varphi \rightarrow -\pi/2$ e quindi la fase passa comunque a $-\pi/2$. Quando $\eta \neq 0$ per $r = 0$ la fase non è zero ed il valore diminuisce al crescere di η .

Osserviamo che il significato di fase indica che se applico una forza lo spostamento nel punto non segue la forza esattamente ma scade un po' dopo. Il fatto che nella zona trattata se applico una forza costante ($\omega = 0$) non si ha immediatamente il rispettivo spostamento ma questo scade un po' dopo a dire che il modello statico per $\omega = 0$ non va bene. \Rightarrow infatti per $\omega = 0$ il ciclo statico non c'è e quindi non ha senso parlare di modello con effetto statico \Rightarrow il modello vale per $\omega > 0$

RISPOSTA ALL'IMPULSO

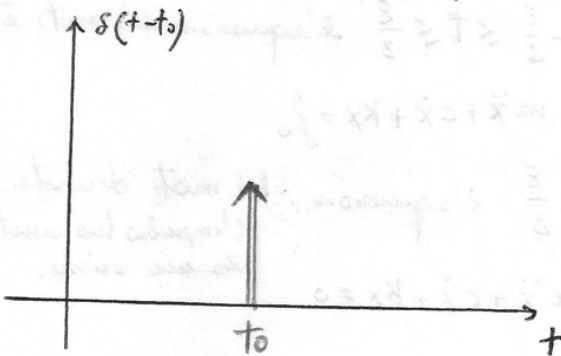
Consideriamo lo studio della risposta di un sistema massa - molla - smorzatore quando la forzante non è periodica.

Il calcolo della risposta ad una forzante generica richiede la conoscenza della risposta all'impulso.

L'impulso o' Delta di Dirac è una funzione definita lungo l'asse tempo che assume il valore zero $\forall t \neq t_0$ e quando $t = t_0$ tende ad infinito.

$$\delta(t-t_0) = \begin{cases} 0 & \forall t \neq t_0 \\ +\infty & t = t_0 \end{cases}$$

La rappresentazione che si dà è la seguente:



A volte la Delta di Dirac viene indicata non come funzione ma come distribuzione.

Questa funzione tende ad infinito non in modo troppo repentino in quanto il suo integrale nel tempo è per una definizione pari ad uno:

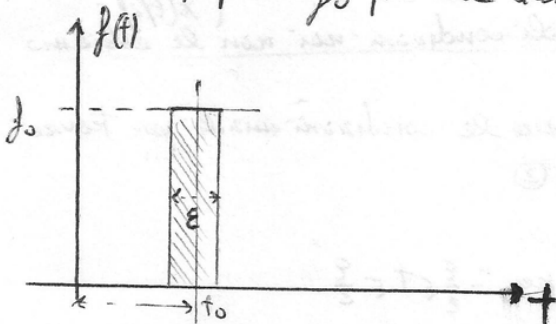
$$\int_{-\infty}^{\infty} \delta(t-t_0) dt = 1$$

Quindi la Delta è una funzione sempre nulla tranne in un istante in cui tende all'infinito non troppo velocemente da produrre un integrale da $-\infty$ all'infinito e non troppo lentamente da produrre un integrale nullo. Un'altra definizione equivalente di Delta di Dirac è:

$$\int_{-\infty}^{\infty} \delta(t-t_0) \cdot f(t) dt = f(t_0)$$

Cioè la Delta moltiplicata per qualunque funzione $f(t)$ ed integrata nel tempo dà il valore della funzione f nel tempo t_0 . Infatti essendo $\delta(t-t_0)$ zero in ogni istante tranne t_0 la funzione $f(t)$ avrà nella tranne nel punto t_0 dove assume il suo valore $f(t_0)$.

Immaginiamo che la Delta di Dirac si possa rappresentare come il limite di una funzione che è costante f_0 per t pari a t_0 per una durata limitata ϵ e due è zero in t_0 .



Si ha per definizione:

$$\epsilon \cdot f_0 \stackrel{!}{=} 1$$

quindi:

$$\delta(t-t_0) = \lim_{\substack{\epsilon \rightarrow 0 \\ f_0 \rightarrow \infty}} f(t)$$

Consideriamo che f_0 si deve far tendere ad infinito e ϵ deve tendere a zero.

(26)

Particolare tale caso integro queste equazioni tra $-\frac{\epsilon}{2}$ ed un istante generico τ compreso tra $-\frac{\epsilon}{2}$ ed $\frac{\epsilon}{2} \Rightarrow (-\frac{\epsilon}{2} \leq \tau \leq \frac{\epsilon}{2})$.

τ è l'istante generico dove sto applicando la molla.

$$\int_{-\frac{\epsilon}{2}}^{\tau} (m \ddot{x} + c \dot{x} + Kx) dt = \int_{-\frac{\epsilon}{2}}^{\tau} f_0 dt$$

f_0 costante.

ma che quindi:

$$m \left[\dot{x}(\tau) - \dot{x}\left(-\frac{\epsilon}{2}\right) \right] + c \left[x(\tau) - x\left(-\frac{\epsilon}{2}\right) \right] + \int_{-\frac{\epsilon}{2}}^{\tau} Kx dt = f_0 \left(\tau + \frac{\epsilon}{2} \right)$$

quindi si ottiene:

$$m \dot{x}(\tau) + c x(\tau) + \int_{-\frac{\epsilon}{2}}^{\tau} Kx dt = f_0 \left(\tau + \frac{\epsilon}{2} \right)$$

Integriamo una seconda volta tra i due estremi $-\frac{\epsilon}{2}$ e $\frac{\epsilon}{2}$ ottenendo:

$$\int_{-\frac{\epsilon}{2}}^{\frac{\epsilon}{2}} m \dot{x}(\tau) d\tau + \int_{-\frac{\epsilon}{2}}^{\frac{\epsilon}{2}} c x(\tau) d\tau + \int_{-\frac{\epsilon}{2}}^{\frac{\epsilon}{2}} \left(\int_{-\frac{\epsilon}{2}}^{\tau} Kx dt \right) d\tau = \int_{-\frac{\epsilon}{2}}^{\frac{\epsilon}{2}} f_0 \left(\tau + \frac{\epsilon}{2} \right) d\tau$$

ottenendo:

$$m \left[x\left(\frac{\epsilon}{2}\right) - x\left(-\frac{\epsilon}{2}\right) \right] + \int_{-\frac{\epsilon}{2}}^{\frac{\epsilon}{2}} c x d\tau + \int_{-\frac{\epsilon}{2}}^{\frac{\epsilon}{2}} \left(\int_{-\frac{\epsilon}{2}}^{\tau} Kx dt \right) d\tau = f_0 \left[\frac{\tau^2}{2} + \frac{\epsilon}{2} \tau \right]_{-\frac{\epsilon}{2}}^{\frac{\epsilon}{2}}$$

Imponiamo il limite per $\epsilon \rightarrow 0$ ed $f_0 \rightarrow \infty$ di quest'ultima equazione.

$$\lim_{\substack{\epsilon \rightarrow 0 \\ f_0 \rightarrow \infty}} \left\{ m \left[x\left(\frac{\epsilon}{2}\right) - x\left(-\frac{\epsilon}{2}\right) \right] + \int_{-\frac{\epsilon}{2}}^{\frac{\epsilon}{2}} c x d\tau + \int_{-\frac{\epsilon}{2}}^{\frac{\epsilon}{2}} \left(\int_{-\frac{\epsilon}{2}}^{\tau} Kx dt \right) d\tau = f_0 \left[\frac{\tau^2}{2} + \frac{\epsilon}{2} \tau \right]_{-\frac{\epsilon}{2}}^{\frac{\epsilon}{2}} \right\} \quad (27)$$

Consideriamo il secondo membro:

$$\lim_{\substack{\epsilon \rightarrow 0 \\ f_0 \rightarrow \infty}} f_0 \left[\frac{\tau^2}{2} + \frac{\epsilon}{2} \tau \right]_{-\frac{\epsilon}{2}}^{\frac{\epsilon}{2}}$$

ma un f_0 che va ad infinito che moltiplica un ϵ va a zero, ma ϵ va a zero con una velocità doppia con cui f_0 va all'infinito (compie un ϵ^2), ma quindi un infinitesimo di

$$\int_{-\epsilon/2}^{\epsilon/2} (m\ddot{x} + c\dot{x} + kx) dt = \int_{-\epsilon/2}^{\epsilon/2} f_0 dt$$

$$m \left[\dot{x} \left(\frac{\epsilon}{2} \right) - \dot{x} \left(-\frac{\epsilon}{2} \right) \right] + c \left[x \left(\frac{\epsilon}{2} \right) - x \left(-\frac{\epsilon}{2} \right) \right] + k \int_{-\epsilon/2}^{\epsilon/2} x dt = 1$$

imponendo che $\epsilon \rightarrow 0$ si ottiene:

$$m \dot{x}(0^+) + c(0) + 0 = 1$$

\downarrow
 $t=0^+$ quando è finito
 l'impulso

Quindi la velocità al termine dell'applicazione dell'impulso vale:

$$\dot{x}(0^+) = \frac{1}{m}$$

Quindi le due condizioni applicate per trovare le due costanti d'integrazione a e b della soluzione (2) sono:

$$x(0^+) = 0$$

$$\dot{x}(0^+) = \frac{1}{m}$$

limitandosi al caso di un sistema sottosmorzato $\zeta < 1$ la cui soluzione è:

$$x(t) = e^{-\zeta \omega_n t} (a \cos \omega_d t + b \sin \omega_d t)$$

ma:

$$x(t=0^+) = 0 = a$$

$$\dot{x}(t=0^+) = \frac{1}{m} = -\zeta \omega_n \cdot 0 + 1 \cdot \omega_d \cdot b \cdot 1$$

quindi:

$$a = 0$$

$$b = \frac{1}{m \omega_d}$$

ostituendo la soluzione dell'equazione del moto $m\ddot{x} + c\dot{x} + kx = 0$ valida per $t > \frac{\epsilon}{2}$ cioè finito l'applicazione dell'impulso diventa:

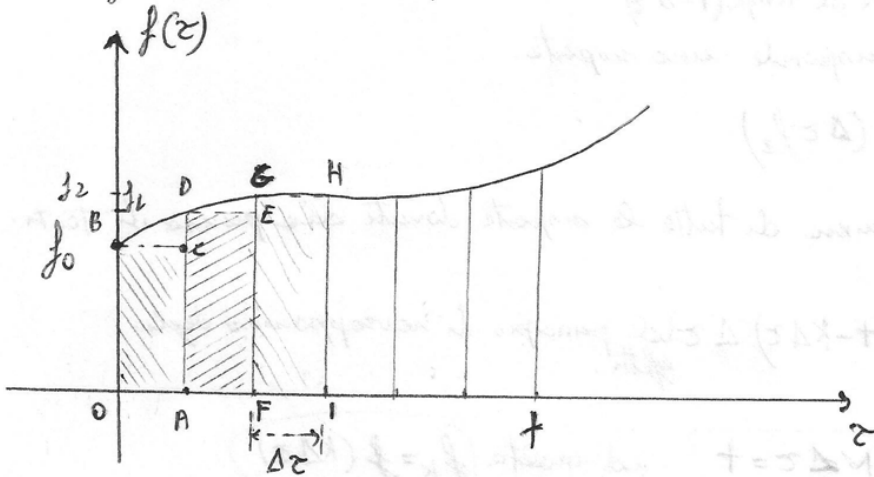
$$x(t) = \frac{1}{m \omega_d} e^{-\zeta \omega_n t} \sin \omega_d t$$

questo è l'intensità dell'impulso. Se l'impulso ha area 1.

Per definizione l'integrale $\int_{-\epsilon/2}^{\epsilon/2} f_0 dt = 1$ in quanto l'impulso è unitario. Osserviamo che l'entità di presenza di questo 1 è una forza per un tempo, se f è una pressione esercitata ~~una~~ una pressione per un tempo, l'entità di misura usata al secondo del sistema di riferimento considerato. Nel nostro caso otteniamo una quantità di moto e quindi il area delle dimensioni non è un numero adimensionale.

in quanto x è limitato e quindi l'integrale in un tempo arbitrario non che zero.

Ci chiediamo quale sia la risposta del sistema quando su di esso, in equilibrio statico, incomincia ad agire una certa forza f . Quindi prima dell'applicazione della forza il sistema è fermo e poi con l'applicazione di essa incomincia a muoversi.



Per studiare questo caso suppongo di suddividere l'andamento delle forze in tanti pezzettini ognuno di durata finita \Rightarrow cioè suddividiamo l'axe dei tempi τ in cui è definita la forza in tanti intervalli finiti $\Delta \tau$.

L'eq. del moto è:

$$m\ddot{x} + c\dot{x} + kx = f(\tau)$$

Vogliamo determinare $x(t)$.

Indichiamo con τ l'axe dei tempi nel quale è definita la forza.

Se mi vuole sapere all'istante $t = 10s$ quanto vale x (cioè quanto vale x dopo $10s$) mi deve avere un altro contatore che mi dice come è variata la forza all'interno di questi $10s$ e quindi ho bisogno di un altro nome per indicare l'axe tempi tra 0 e t .

Indico quindi con t l'istante ben definito al quale mi chiedo quanto vale lo spostamento (che dipende dalla forza che ho applicato dall'inizio fino all'istante t considerato)

Indico con f_0 la forza letta a $\tau = 0 \Rightarrow f_0 = f(\tau = 0)$.

Immagino che il rettangolo $OABC$ me un impulso con intensità $f_0 \Delta \tau$.

Quindi suddivido l'axe tempi in tanti pezzettini e rappresento la successione dei valori delle forze $f(\tau)$ con un treno (successione) di impulsi:

Se il sistema è lineare posso applicare un principio di sovrapposizione degli effetti. La risposta al primo impulso di axe $OACB$ è data da:

$$x_0(t) = \underbrace{h(t)}_{\substack{\text{impulso} \\ \text{unitario}}} \underbrace{(\Delta \tau f_0)}_{\substack{\text{intensità dell'impulso}}}$$

questo integrale estendendolo da 0 a T e 0 ad ∞ , tanto se il sistema è causale (29)
 non cambia nulla in quanto h è zero.

Quindi:

$$x(t) = \int_0^{\infty} f(\tau) h(t-\tau) d\tau$$

Però estendere tale integrale anche tra $-\infty$ ed ∞ :

$$x(t) = \int_{-\infty}^{\infty} f(\tau) h(t-\tau) d\tau$$

Inoltre si vede con dei valori τ negativi si ha che $f(\tau) = 0$ in quanto si è detto che f è nulla prima dell'applicazione della forza \Rightarrow il contributo di τ si fa partire quando viene applicata la forza.

Facciamo la sostituzione:

$$t - \tau = \gamma$$

in che caso:

$$-d\tau = d\gamma$$

in quanto t è il tempo fisso e cui ho la risposta

quindi:

$$x(t) = \int_t^0 f(t-\gamma) \cdot h(\gamma) (-d\gamma)$$

ribaltando il integrale

$$x(t) = \int_0^t f(t-\gamma) h(\gamma) d\gamma \Rightarrow \text{convoluzione (4)}$$

A volte si trova la notazione:

$$x(t) = h(t) * f(t)$$

↓
 significa convoluzione e fa le variabili dell'integrale di convoluzione.

□

Matlab ha un comando conv e che fa la convoluzione, calcola l'integrale per stee

Si ha quindi:

$$\int_0^{T_0} f(t) dt = T_0 a_0 + \sum_k \left[a_k \int_0^{T_0} \cos(K \omega_0 t) dt + b_k \int_0^{T_0} \sin(K \omega_0 t) dt \right]$$

L'integrale di un coseno su un periodo è nullo $\forall K$

L'integrale di un seno su un periodo è nullo per qualsiasi K

quindi:

$$\int_0^{T_0} f(t) dt = T_0 a_0$$

$$\Rightarrow a_0 = \frac{1}{T_0} \int_0^{T_0} f(t) dt$$

Tale valore rappresenta il valore medio della funzione $f(t)$

Dato una funzione che oscilla periodicamente si calcola (facendogli passare un periodo) il valore medio ed intorno a tale valore medio faccio oscillare le armoniche.

calcolo di a_k e b_k

Si prende la funzione $f(t)$ e primo d'integrale su un periodo si moltiplica primo e secondo membro per il $\cos(m \omega_0 t)$. Si ha quindi:

$$\int_0^{T_0} f(t) \cos(m \omega_0 t) dt = \int_0^{T_0} a_0 \cos(m \omega_0 t) dt + \sum_k a_k \int_0^{T_0} \cos(m \omega_0 t) \cos(K \omega_0 t) dt + \sum_k b_k \int_0^{T_0} \cos(m \omega_0 t) \sin(K \omega_0 t) dt$$

dove m è un numero qualsiasi (non necessariamente il K che stiamo considerando).

Osserviamo che:

$$\int_0^{T_0} a_0 \cos(m \omega_0 t) dt = 0 \quad \text{in quanto è l'integrale di un coseno su un periodo.}$$

Essendo:

$$\begin{aligned} \cos(\alpha - \beta) &= \cos \alpha \cos \beta + \sin \alpha \sin \beta \\ \cos(\alpha + \beta) &= \cos \alpha \cos \beta - \sin \alpha \sin \beta \end{aligned} \quad \begin{aligned} &\text{sommando membro a membro si ottiene.} \\ &\Rightarrow \cos(\alpha - \beta) + \cos(\alpha + \beta) = 2 \cos \alpha \cos \beta \\ &\text{quindi } \cos \alpha \cos \beta = \frac{\cos(\alpha - \beta) + \cos(\alpha + \beta)}{2} \end{aligned}$$

quindi:

$$\begin{aligned} \int_0^{T_0} \cos(m \omega_0 t) \cos(K \omega_0 t) dt &= \int_0^{T_0} \frac{\cos((m+K) \omega_0 t) + \cos((m-K) \omega_0 t)}{2} dt = \\ &= \frac{1}{2} \left[\int_0^{T_0} \cos((m+K) \omega_0 t) dt + \int_0^{T_0} \cos((m-K) \omega_0 t) dt \right] = \begin{cases} 0 & \text{per } m \neq K \\ \frac{1}{2} T_0 & \text{per } m = K \end{cases} \end{aligned}$$

De tutti i termini rimane solo il termine per $K=m$

integrale del coseno su un periodo $\begin{cases} = 0 & \text{per } m \neq K \\ = T_0 & \text{per } m = K \end{cases}$

↓ essendo per $m=K \Rightarrow \cos((m-K) \omega_0 t) = 0$

FORMA ESPONENZIALE DELLA SERIE DI FOURIER

Dato una funzione $f(t)$ con periodo T_0

$$f(t) = f(t + T_0)$$

questa attraverso la serie di Fourier può essere scritta come la somma di funzioni armoniche:

$$f(t) = e_0 + \sum_{k=1}^{\infty} (a_k \cos(k\omega_0 t) + b_k \sin(k\omega_0 t))$$

dove $\omega_0 = 2\pi/T_0$ è la prima armonica, e $k\omega_0 = \omega_k$ la k -esima armonica. Questa forma della serie di Fourier è detta forma trigonometrica.

Dove si ha:

$$e_0 = \frac{1}{T_0} \int_0^{T_0} f(t) dt$$

$$a_k = \frac{2}{T_0} \int_0^{T_0} f(t) \cos(k\omega_0 t) dt$$

$$b_k = \frac{2}{T_0} \int_0^{T_0} f(t) \sin(k\omega_0 t) dt$$

La serie di Fourier va in teoria da 1 ad ∞ e più sono i termini che si approssimano meglio è l'approssimazione della funzione di partenza.

I termini sono tutti quanti periodici e con una frequenza che un multiplo intero (k volte) della pulsazione fondamentale ω_0 .

I valori a_k e b_k ci dicono quale sia l'importanza della k -esima armonica.

In particolare si ha:

$$a_k \cos(k\omega_0 t) + b_k \sin(k\omega_0 t) = c_k \sin(k\omega_0 t + \varphi_k) \quad \text{con } c_k^2 = a_k^2 + b_k^2$$

quindi a_k e b_k ci dicono quanto è grande l'armonica k -esima all'interno di una certa funzione misurata nel tempo.

Del punto di vista numerico invece che la serie di Fourier in forma trigonometrica risulta di maggiore utilizzo la serie di Fourier in forma esponenziale.

Utilizziamo le formule di Eulero:

$$\begin{aligned} e^{i\alpha} &= \cos \alpha + i \sin \alpha \\ e^{-i\alpha} &= \cos \alpha - i \sin \alpha \end{aligned} \quad \Rightarrow \quad \begin{aligned} \cos \alpha &= \frac{e^{i\alpha} + e^{-i\alpha}}{2} \\ \sin \alpha &= \frac{e^{i\alpha} - e^{-i\alpha}}{2i} = -i \frac{e^{i\alpha} - e^{-i\alpha}}{2} \end{aligned}$$

Quindi F letto in $-k$ che è come dire F letto in k ma complesso coniugato m (32)

da:

$$F_{-k} = \frac{a_k + i b_k}{2} = (F_k)^* \rightarrow \text{complesso coniugato di } F_k$$

quindi:

$$F_k = \frac{a_k - i b_k}{2} = \frac{1}{T_0} \int_0^{T_0} f(t) e^{-i k \omega_0 t} dt$$

$$F_{-k} = \frac{a_k + i b_k}{2} = \frac{1}{T_0} \int_0^{T_0} f(t) e^{i k \omega_0 t} dt = F_k^*$$

Sostituendo nelle (1) si ottiene:

$$f(t) = a_0 + \sum_{k=1}^{\infty} (F_k e^{i k \omega_0 t} + F_{-k} e^{-i k \omega_0 t})$$

osservando che esplicitando tale termine posso scrivere:

$$f(t) = a_0 + F_1 e^{i \omega_0 t} + F_{-1} e^{-i \omega_0 t} + F_2 e^{2i \omega_0 t} + F_{-2} e^{-2i \omega_0 t} + \dots$$

Possiamo quindi avere due sommatorie una che va da valori di k da 1 ad ∞ ed un'altra che va da valori di k da -1 a $-\infty$:

$$f(t) = a_0 + \left(\sum_{k=1}^{\infty} F_k e^{-i k \omega_0 t} \right) + \left(\sum_{k=-1}^{-\infty} F_k e^{i k \omega_0 t} \right)$$

i segni negativi sono indicati nel simbolo di sommatoria

resta fuori il termine per $k=0$, ma si osserva che:

$$F_0 = \frac{1}{T_0} \int_0^{T_0} f(t) e^0 dt = \frac{1}{T_0} \int_0^{T_0} f(t) dt = a_0 \Rightarrow \text{per } k=0 \text{ si ottiene } a_0$$

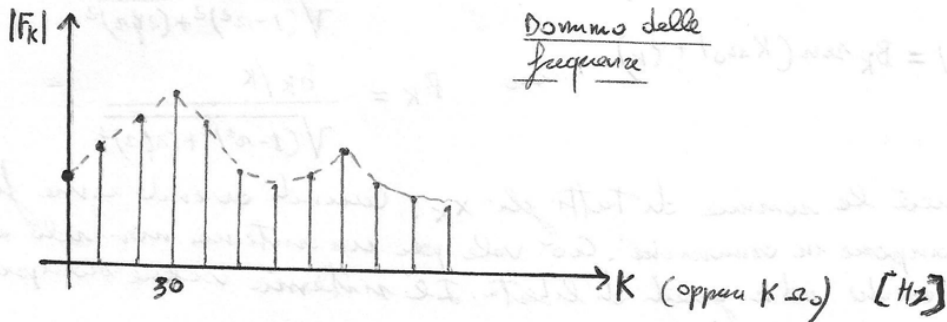
quindi la $f(t)$ va da $-\infty$ ad 1 , prima per lo zero e poi va da 1 ad ∞ e quindi si può ridurre ad un'unica sommatoria e possiamo scrivere:

$$f(t) = \sum_{k=-\infty}^{\infty} F_k e^{i \omega_0 k t} \quad \text{con } F_k = \frac{1}{T_0} \int_0^{T_0} f(t) e^{-i k \omega_0 t} dt$$

Forma esponenziale delle serie di Fourier

È questa la forma più utilizzata per esprimere le serie di Fourier. In questo caso i coefficienti F_k , eventualmente complessi; ed indicano quale sia il contenuto in frequenza di $f(t)$.

reale e la parte immaginaria in quanto il modulo ci dice quanto è importante (33)
 l'armonica k in funzione di k e perché ω_0 è noto il diagramma può essere lungo l'asse
 orizzontale $k \omega_0$ in Hz un diagramma del segnale nel dominio delle frequenze



Quindi per $k=0$ si ottiene un valore medio della funzione e al variare del numero k
 ottenendo dei coefficienti di $|F_k|$ tanto più grandi quanto più è importante la frequenza alla
 quale si riferiscono.

Nel nostro esempio si ha che per un valore di $k \omega_0 = 30 \text{ Hz}$ c'è una componente armonica
 del segnale importante.

Quindi si prende un sistema e si mette all'interno una forza che va avanti, il sistema
modifica questa forza secondo la sua funzione di risposta in frequenza e la restituisce
 più o meno grande e secondo delle frequenze più o meno grandi. La trasformata di
Fourier mi dice quale sono le frequenze più importanti all'interno di una certa variabile
 nel dominio del tempo rappresentando le nel dominio delle frequenze.

La parte a sinistra del grafico del dominio delle frequenze con le frequenze negative non si
 rappresenta dando per scontato che è simmetrica rispetto all'asse k . \Rightarrow i coefficienti F_k e F_{-k}
 sono complessi coniugati e quindi il loro modulo è identico $|F_k| = |F_{-k}|$

Il passaggio tra dominio del tempo e dominio delle frequenze avviene con la FFT.
 La serie di Fourier permette di vedere una miscela (segnale) nel dominio del tempo sotto un
 altro dominio mettendo in evidenza altre caratteristiche fondamentali dell'andamento nel
 tempo della miscela.

Ciò ci permette di capire il perché si studia la risposta di un sistema mono-velocità -
 smorzato ad una forzante armonica.

Se ho un sistema del tipo:

$$m\ddot{x} + c\dot{x} + kx = f(t)$$

ed $f(t)$ è periodica, questa può essere scritta come:

$$m\ddot{x} + c\dot{x} + kx = a_0 + \sum_k \{ a_k \cos(\omega_0 k t) + b_k \sin(\omega_0 k t) \}$$

se il sistema è lineare si può studiare separatamente il contributo di ogni elemento della
 risposta totale.

si può scrivere che:

$$① F_k T_0 = \int_{-T_0/2}^{T_0/2} f(t) e^{-i \omega_k t} dt$$

considero la funzione $f(t)$ scritta in forme esponenziale:

$$f(t) = \sum_{k=-\infty}^{\infty} F_k e^{i \omega_k t}$$

moltiplico e divido per T_0 ottenendo:

$$f(t) = \frac{1}{T_0} \sum_{k=-\infty}^{\infty} (F_k T_0) e^{i \omega_k t}$$

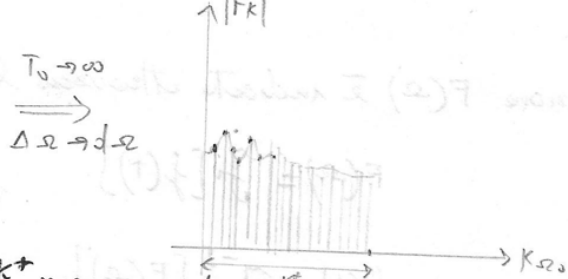
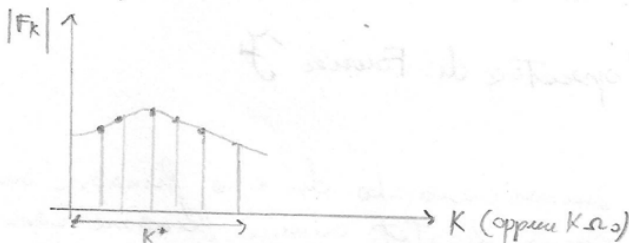
poiché $\frac{1}{T_0} = \frac{\Delta \omega}{2\pi}$ mi ha che:

$$f(t) = \frac{1}{2\pi} \sum_{k=-\infty}^{+\infty} (F_k T_0) e^{i \omega_k t} \cdot \Delta \omega$$

Supponiamo adesso che la funzione non sia periodica (quantità immaginaria che la funzione sia periodica con periodo che tende ad infinito $T_0 \rightarrow \infty$)

se $T_0 \rightarrow \infty$ mi ha che $\Delta \omega$ tende a zero cioè da $\Delta \omega = 2\pi/T_0$ mi ha che la riduzione in frequenza $\Delta \omega$ diventa sempre più piccola e all'infinito un infinitesimo. Osserviamo che $\Delta \omega$ tende a zero e non è zero in quanto T_0 non diventa zero ma tende ad infinito.

Così nel diagramma del dominio in frequenza le righe si avvicinano sempre di più



ciò vuol dire che non è che diminuire il segmento k^+ ma aumento il numero di linee verticali e ne serve ad essere presente un'infinito di esse.

Quindi:

$\omega_k = k \omega_0 \Rightarrow$ diventa una generica $\omega \Rightarrow$ in frequenza non si osservano più tutte linee separate ma mi ha un continuo. È quindi la generica frequenza in dominio ω .

PROPRIETA' DELLA TRASFORMATA DI FOURIER

Delle proprietà di cui gode la trasformata di Fourier ne interdiscinderemo le due che verranno utilizzate più spesso:

Linearità

Se indichiamo con $F_1(\omega)$ ed $F_2(\omega)$ le trasformate delle funzioni $f_1(t)$ e $f_2(t)$ e siano a_1 ed a_2 due costanti. L'operatore di Fourier è lineare e quindi la trasformata di Fourier è lineare.

$$\begin{aligned} \mathcal{F}[f_1(t)] &= F_1(\omega) \\ \mathcal{F}[f_2(t)] &= F_2(\omega) \end{aligned} \Rightarrow \mathcal{F}[a_1 f_1(t) + a_2 f_2(t)] = a_1 F_1(\omega) + a_2 F_2(\omega)$$

E' cioè possibile calcolare separatamente le due trasformate $F_1(\omega)$ ed $F_2(\omega)$ e sovrapporre gli effetti.

Relazione di parità

Una qualunque funzione $f(t)$ può essere suddivisa nella somma di due costanti; una pari $p(t)$ e una dispari $d(t)$.

$$f(t) = p(t) + d(t)$$

se considero la parte dei tempi negativi:

$$f(-t) = p(-t) + d(-t) = p(t) - d(t)$$

Sommando e sottraendo si ottiene:

la parte pari sarà: $p(t) = \frac{f(t) + f(-t)}{2}$

la parte dispari sarà: $d(t) = \frac{f(t) - f(-t)}{2}$

quindi applicando la trasformata di Fourier:

$$\mathcal{F}[f(t)] = \mathcal{F}[p+d] = \int_{-\infty}^{+\infty} (p+d) \cdot e^{-i\omega t} dt =$$

usiamo l'espressione di Eulero:

$$= \int_{-\infty}^{+\infty} (p+d) (\cos \omega t - i \sin \omega t) dt =$$

$$= \int_{-\infty}^{+\infty} (p \cos \omega t - i p \sin \omega t + d \cos \omega t - i d \sin \omega t) dt$$

Una funzione pari per il seno che è una funzione dispari produce una funzione dispari che integrate tra due estremi simmetrici dà zero.

CONDIZIONE DI ESISTENZA DELLA TRASFORMATA

Date la funzione nel tempo $f(t)$ la trasformata di Fourier è data da:

$$F(\omega) = \int_{-\infty}^{+\infty} f(t) e^{-i\omega t} dt$$

Alle trasformate di Fourier si accompagna la trasformata inversa:

$$f(t) = \frac{1}{2\pi} \int_{-\infty}^{+\infty} F(\omega) e^{i\omega t} dt$$

La $F(\omega)$ è una funzione che frequenza per frequenza ci dice qual'è l'intensità della funzione armonica collegata a quella frequenza. La $F(\omega)$ è l'equivalente dei coefficienti F_k della serie di Fourier. Quindi la $F(\omega)$ ci dice frequenza per frequenza quale sia l'importante di quella armonica. Quindi $F(\omega)$ è una funzione continua.

Non tutte le funzioni sono trasformabili secondo Fourier.

Condizione sufficiente affinché la trasformata di Fourier di una funzione $f(t)$ esista è che la funzione sia a modulo integrabile e cioè che:

$$\int_{-\infty}^{+\infty} |f(t)| dt < \infty$$

cioè se si prende il modulo della funzione e lo si integra in tutto il suo dominio, il risultato di tale integrale non deve tendere ad infinito. Questo ad esempio esclude dal calcolo della trasformata di Fourier la funzione seno [ad esempio la funzione $\sin(\omega t)$ che preso in modulo è una quantità sempre positiva che si estende da meno infinito a più infinito e quindi il suo integrale tende ad infinito \Rightarrow quindi secondo la definizione vista prima il seno non è trasformabile secondo Fourier]. Se ad esempio si considera una funzione che oscilla a 50 Hz (il segnale della corrente di rete in Europa) se lo si trasforma secondo Fourier si dovrebbe ottenere l'informazione che lì dentro è presente un unico segnale a 50 Hz, invece secondo la condizione vista non possiamo fare il conto. In realtà si ci può inteso a tale funzione facendo ricorso alle trasformate dell'impulso.

ESEMPI DI TRASFORMATA DI FOURIER

→ TRASFORMATA DELL'IMPULSO

Consideriamo la funzione Delta di Dirac centrata in t_0 :

$$f(t) = \delta(t - t_0)$$

applichiamo la definizione di trasformata:

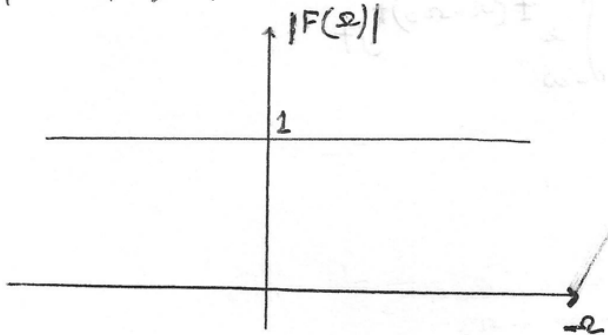
Si osserva che il modulo della trasformata dell'impulso è pari a:

$$|F| = |\cos \omega t - i \sin \omega t| = 1$$

scritte tramite Eulero

(37)
Il modulo è dato da una gamma di cos'quadranti

quindi se si desidera costruire un impulso ideale la sua trasformata avrebbe un modulo 1 per qualunque frequenza.



La trasformata di Fourier dell'impulso unitario è quindi una costante che vale uno. Ciò vuol dire che l'impulso ideale contiene al suo interno tutte le frequenze: (la costante è la frequenza di 1 Hz e 2 Hz e....) L'impulso ideale contiene quindi tutte le frequenze e se quindi applichiamo ad una struttura un impulso ad un unico istante riusciamo ad "eccitare" cioè trasferire un'informazione su tutte le frequenze dello spettro.

Quindi mentre la funzione sinusoidale contiene informazioni ad un unica frequenza (ad esempio a 50 Hz), l'impulso contiene informazioni a tutte le frequenze. Ecco perché alle strutture si dà un impulso (momentaneo) in modo da trasferire un'informazione a tutte le frequenze.

→ TRASFORMATA DI UNA FUNZIONE ARMONICA

Si consideri la funzione armonica $f(t) = A \sin(\omega_0 t)$ la cui trasformata non sarebbe calcolabile rispettando le condizioni di esistenza ma che si analizza nella scorta del risultato ottenuto per l'impulso.

La trasformata è:

$$F(\omega) = \int_{-\infty}^{+\infty} A \sin \omega_0 t e^{-i \omega t} dt$$

pongo:

$$\sin \omega_0 t = \frac{e^{i \omega_0 t} - e^{-i \omega_0 t}}{2i}$$

quindi si ottiene:

$$F(\omega) = \int_{-\infty}^{+\infty} A \frac{e^{i \omega_0 t} - e^{-i \omega_0 t}}{2i} e^{-i \omega t} dt$$

moltiplico e divido per i ottenendo:

$$F(\omega) = -\frac{A}{2} i \left[\int_{-\infty}^{+\infty} e^{-i(\omega - \omega_0)t} dt - \int_{-\infty}^{+\infty} e^{-i(\omega + \omega_0)t} dt \right]$$

→ TRASFORMATA DI UNA COSTANTE

Si consideri una funzione costante nel tempo (immersione nel tempo di una componente continua)

$$f(t) = f_0 = \text{costante}$$

Quello che otteniamo in frequenza applicando la definizione di trasformata sarà:

$$F(\omega) = \int_{-\infty}^{+\infty} f_0 e^{-i\omega t} dt = f_0 2\pi \delta(\omega)$$

Impulso in frequenza, alla frequenza $\omega_0 = 0$

Quindi la trasformata di Fourier di una costante è un impulso nell'origine di ampiezza $f_0 2\pi$. Ciò contiene un'unica informazione e cioè che la frequenza non c'è cioè è nulla.

A questo risultato ci saremmo potuti arrivare immaginando due impulsi della trasformata del seno e del coseno, si vedono ad incontrarsi per $\omega_0 = 0$ e quindi i due impulsi del seno (parte immaginaria) si annullano mentre quelli del coseno (parte reale) si sommano, ottenendo $2\pi f_0 \delta(\omega)$ e nel nostro caso $B = f_0$.

TEOREMA DI PARSEVAL

Il teorema di Parseval afferma che l'energia associata a un segnale nel dominio del tempo deve essere la stessa che il segnale ha rappresentato nel dominio delle frequenze.

Dato un segnale $f(t)$ se ne calcola l'energia nel dominio del tempo, se poi si trasforma nel dominio delle frequenze il valore associato all'energia calcolata, deve essere lo stesso.

Se $x(t)$ è la funzione nel dominio del tempo, la quantità da si calcola all'energia del segnale è:

$$\int_{-\infty}^{+\infty} x^2(t) dt$$

quantità proporzionale all'energia del segnale nel tempo (il quadrato degli spostamenti è legato all'energia contenuta all'interno di un segnale)

Tale espressione nel tempo, dice Parseval, deve avere una sua equivalenza nel dominio delle frequenze poiché se la minus è una si deve ottenere lo stesso risultato.

Utilizzando la definizione di trasformata di Fourier passiamo al dominio delle frequenze.

Scriviamo:

$$\int_{-\infty}^{+\infty} x^2(t) dt = \int_{-\infty}^{+\infty} x \cdot x \cdot dt =$$

una delle x la scrivo come trasformata inversa di Fourier.

→ TRASFORMATA DELL'INTEGRALE DI CONVOLUZIONE

Supponiamo di avere una certa funzione $x(t)$ e che questa ne è il risultato di un integrale di convoluzione:

$$x(t) = y(t) * z(t) = \int_{-\infty}^{+\infty} y(\tau) z(t-\tau) d\tau$$

si vuole calcolare la trasformata di Fourier.

$$\mathcal{F}\{x(t) = y(t) * z(t)\} = \int_{-\infty}^{+\infty} y(\tau) z(t-\tau) d\tau$$

quindi:

$$X(\omega) = \int_{-\infty}^{+\infty} \left[\int_{-\infty}^{+\infty} y(\tau) z(t-\tau) d\tau \right] e^{-i\omega t} dt =$$

poiché $e^{-i\omega t}$ è funzione di ω e di t ma non di τ lo introduciamo nell'integrale interno

$$= \int_{-\infty}^{+\infty} \left[\int_{-\infty}^{+\infty} y(\tau) z(t-\tau) e^{-i\omega t} d\tau \right] dt =$$

invertito l'ordine d'integrazione:

$$= \int_{-\infty}^{+\infty} \left(\int_{-\infty}^{+\infty} y(\tau) z(t-\tau) e^{-i\omega t} dt \right) d\tau =$$

$$= \int_{-\infty}^{+\infty} y(\tau) \left(\int_{-\infty}^{+\infty} z(t-\tau) e^{-i\omega t} dt \right) d\tau =$$

È una trasformata di Fourier tranne per il termine τ

Allora indico con $\gamma = t - \tau$

quindi: $dt = d\gamma$

ed inoltre $t = \tau + \gamma$

gli estremi d'integrazione non cambiano.

$$= \int_{-\infty}^{+\infty} y(\tau) \left(\int_{-\infty}^{+\infty} z(\gamma) e^{-i\omega(\tau+\gamma)} e^{-i\omega\tau} d\gamma \right) d\tau =$$

$$= \int_{-\infty}^{+\infty} y(\tau) e^{-i\omega\tau} \left(\int_{-\infty}^{+\infty} z(\gamma) e^{-i\omega\gamma} d\gamma \right) d\tau =$$

Trasformata di Fourier di $z(\gamma)$ con $Z(\omega)$

La funzione di risposta in frequenza FRF = $H(\omega)$ è data dall'uscita diviso l'ingresso: (40)

$$FRF = H(\omega) = \frac{X(\omega)}{F_0}$$

Se F_0 invece di essere una costante varia con la frequenza la definizione di FRF non cambia:

$$\textcircled{1} FRF = H(\omega) = \frac{X(\omega)}{F(\omega)}$$

Ampiezza della forza al valore della frequenza.

Metto una frequenza a 10 Hz, la sua ampiezza al trasduttore, e regimo ora un'ampiezza $X(10)$, il rapporto è FRF

Stiamo considerando la risposta a regime.

Se da un sistema conosciamo la funzione di risposta all'impulso $h(\tau)$ allora possiamo determinare l'uscita del sistema in funzione delle forze f

$$\textcircled{2} x(t) = \int_{-\infty}^{+\infty} h(\tau) f(t-\tau) d\tau$$

$\textcircled{1}$ e $\textcircled{2}$ sono due approcci differenti: in $\textcircled{1}$ metto la forza in una unica frequenza e leggo quanto vale la forza a quella unica frequenza a regime, nella $\textcircled{2}$ uso una forza che ha un andamento qualunque.

Trasformo la $\textcircled{2}$ secondo Fourier:

$$F[x(t) = \int_{-\infty}^{+\infty} h(\tau) f(t-\tau) d\tau]$$

quindi:

$$X(\omega) = F(\omega) \cdot F[h(t)]$$

Prendo una funzione che ha un andamento generico, prendo la $h(t)$ che è la risposta che si ottiene dando una motricità, faccio un conto e trovo che $F[h(t)] = \frac{X(\omega)}{F(\omega)}$ risposta a regime. forza a regime.

Ampiezza dell'oscillazione contenuta all'interno di $x(t)$ alle frequenze ω . Supponiamo che $\omega = 10 \text{ Hz}$ la $X(10)$ è l'ampiezza della risposta a 10 Hz

contiene le frequenze contenute nelle forze.

Le trasformate della risposta all'impulso

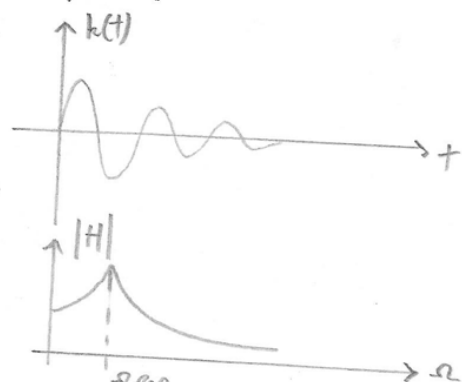
$$F[h(t)] = \frac{X(\omega)}{F(\omega)}$$

quindi: la trasformata di $h(t)$ è uguale alla definizione, trovate per altra via, date alla risposta all'impulso.

Quindi si trova che:

$$F[h(t)] = FRF$$

Le trasformate di Fourier della risposta ad un impulso che si muove nel tempo è la funzione di risposta in frequenza FRF.



→ TRASFORMATA DEL RETTANGOLO

Iniziamo con la serie di Fourier.

Un segnale periodico $f(t)$ può essere scritto come una serie di termini armonici:

$$f(t) = a_0 + \sum_{n=1}^{\infty} (a_n \cos n\omega_0 t + b_n \sin n\omega_0 t)$$

dove

$\omega_0 = \frac{2\pi}{T_0}$ e T_0 è il periodo del segnale

$a_0 \Rightarrow$ valore medio integrale

$$a_0 = \frac{1}{T_0} \int_0^{T_0} f(t) dt$$

$a_n \Rightarrow$ coefficiente del coseno

$$a_n = \frac{2}{T_0} \int_0^{T_0} f(t) \cos(n\omega_0 t) dt$$

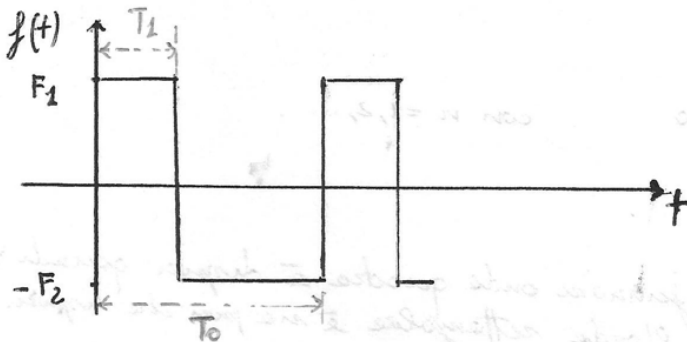
$b_n \Rightarrow$ coefficiente del seno

$$b_n = \frac{2}{T_0} \int_0^{T_0} f(t) \sin(n\omega_0 t) dt$$

La funzionalità è quella di conoscere il contenuto in frequenza di un segnale.

Se ad esempio $f(t)$ fosse una forza, conoscendo il contenuto in frequenza delle forze posso capire per un sistema vibrante v'è un risonanza oppure no. Infatti la risonanza nasce e dipende dalla frequenza delle forze e non dalle sue intensità; basta che la frequenza delle forze sia vicina a quella propria del sistema. La serie di Fourier si applica a segnali periodici mentre la trasformata di Fourier si applica a segnali aperiodici.

Consideriamo il segnale costituito da un'onda rettangolare.



Dove $F_1, F_2 > 0$. Abbiamo un segnale in parte positivo e in parte negativo.

livello alto F_1
livello basso $-F_2$

Il periodo è T_0 .

La durata della fase positiva è T_1

Il segnale v'è da $-\infty$ a $+\infty$

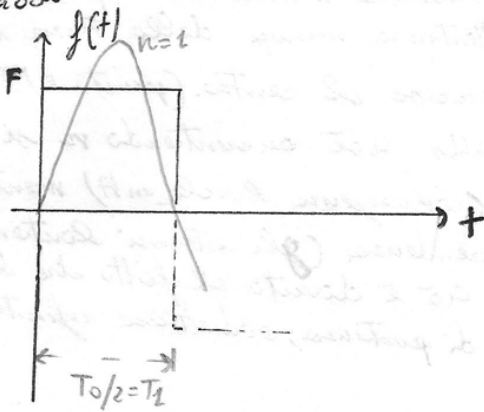
È un segnale periodico ma non continuo quindi non è derivabile da perfetto, vi sono dei salti. Questo ha degli effetti nel risultato che viene sotto fenomeno di Gibbs sfruttando l'additività dell'integrale calcoliamo a_0

Non è sotto ma a_0 ne scuo.

$$a_0 = \frac{1}{T_0} \left[\int_0^{T_1} F_1 dt - \int_{T_1}^{T_0} F_2 dt \right] = \frac{F_1 T_1 - F_2 (T_0 - T_1)}{T_0}$$

Calcoliamo a_n con $n > 0$

metà del periodo



Se $n=1$ si ha da:

$$b_1 = \frac{4}{\pi} F$$

si vede che $b_1 = \frac{4}{\pi} F > F$

In questo caso troncando la serie al primo termine si ha da:

$$f(t) \approx b_1 \sin \frac{2\pi}{T_0} t$$

Disegnando questo esattamente sovrapposto a quello vero avremo la curva in rosso. Se si ribalta la funzione si ha la parte negativa con lo stesso grado di approssimazione.

Si vede che l'approssimazione delle curve sono rispetto a quella vera e tale da avere lo stesso periodo. Vi è una sovrastima per ciò che riguarda l'ampiezza della funzione. Quello che abbiamo rappresentato è la prima armonica della funzione, una funzione periodica ha tante armoniche e le armoniche sono i termini della serie di Fourier. La prima armonica è quella con pulsazione più bassa.

Aumentiamo il numero di armoniche. Ricordiamo che le n parti danno armoniche nulle. Consideriamo $n=3$. Quello da considerare è l'armonica di ordine 3 una parte essere anche intesa come seconda armonica.

Si ha:

$$a_0 = 0$$

$$b_3 = \frac{4F}{3\pi} \quad ; \quad b_1 = \frac{4F}{\pi}$$

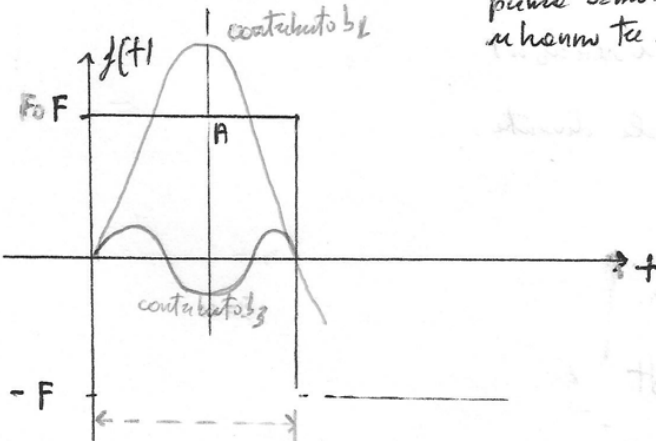
quindi:

$$f(t) \approx \frac{4F}{\pi} \sin \frac{2\pi}{T_0} t + \frac{4F}{3\pi} \sin \left(\frac{2\pi}{T_0} 3t \right)$$

contabuto di b_1
prima armonica

contabuto di b_3
terza armonica.

Questa ha un periodo 3 volte più piccolo della prima armonica. Quindi in un mezzo periodo totale ne hanno tre armoniche per questo contabuto.



Volendo considerare l'effetto al centro (punto A) in quanto è un punto che mi permette di capire se sto approssimando bene o male, devo considerare:

$$b_1 - b_3 = \left(\frac{4}{\pi} - \frac{4}{3\pi} \right) F = \frac{4}{3\pi} F (3-1) = \frac{8}{3\pi} F < F$$

Avrò una sottostima del valore al centro A della funzione; cioè il valore della funzione sarà sottostimato rispetto a quello vero.

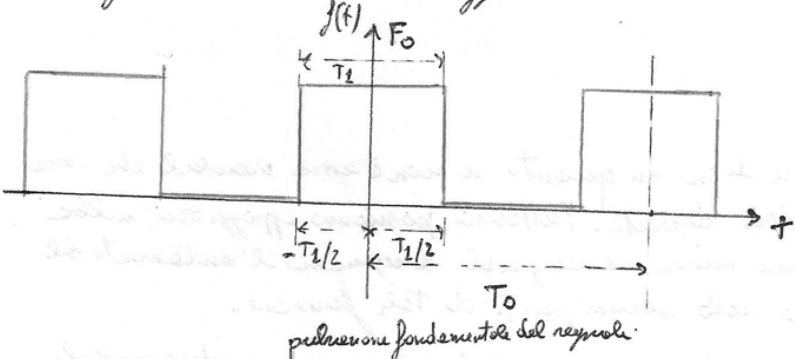
→ SERIE DI FOURIER DI UNA "SERIE DI IMPULSI"

Consideriamo l'espressione alternativa della serie di Fourier trigonometrica:

$$f(t) = \sum_{n=-\infty}^{+\infty} c_n e^{in\omega_0 t} \quad \text{con } c_n = \frac{1}{T_0} \int_0^{T_0} f(t) e^{-in\omega_0 t} dt$$

Vediamo come poter calcolare i coefficienti c_n (c_n è un numero che va da meno infinito a più infinito e un numero intero relativo).

Calcoleremo c_n nel caso di funzioni periodiche. Ricordiamo che la serie di Fourier si applica a segnali periodici mentre la trasformata di Fourier è segnale aperiodico. Consideriamo il seguente segnale periodico in cui il segnale si estende da meno infinito a più infinito con la stessa legge.



Il periodo sarà T_0 . All'interno dell'intervallo T_1 , tra $-T_1/2$ e $T_1/2$ la funzione è diversa da zero.

Vediamo calcolare i coefficienti c_n . È possibile calcolare tale quantità tra $-T_0/2$ e $T_0/2$ basta che si consideri un periodo, per la stessa definizione di periodo.

$$c_n = \frac{1}{T_0} \int_{-T_0/2}^{T_0/2} f(t) e^{-in\omega_0 t} dt = \frac{1}{T_0} \int_{-T_1/2}^{T_1/2} F_0 e^{-in\omega_0 t} dt = \frac{F_0}{T_0} \left[\frac{e^{-in\omega_0 t}}{-in\omega_0} \right]_{-T_1/2}^{T_1/2} =$$

poiché la funzione è diversa da zero solo nell'intervallo tra $-T_1/2$ e $T_1/2$ restringiamo l'intervallo dell'integrale.

Applichiamo le formule di Eulero

$$= \frac{i F_0}{T_0 n \frac{2\pi}{T_0}} \left[e^{-in \frac{2\pi}{T_0} \frac{T_1}{2}} - e^{in \frac{2\pi}{T_0} \frac{T_1}{2}} \right] = \frac{i F_0}{2\pi n} \left[\cos\left(n\pi \frac{T_1}{T_0}\right) - i \sin\left(n\pi \frac{T_1}{T_0}\right) + \right.$$

$$\left. - \cos\left(n\pi \frac{T_1}{T_0}\right) - i \sin\left(2\pi \frac{T_1}{T_0}\right) \right] =$$

$$= \frac{F_0}{\pi n} \sin\left(n\pi \frac{T_1}{T_0}\right)$$

Si riscrive il tutto in modo che for compaia $\frac{\sin x}{x}$ cioè:

$$c_n = \frac{F_0}{\pi n} \sin\left(n\pi \frac{T_1}{T_0}\right) = F_0 \frac{T_1}{T_0} \frac{\sin\left(n\pi \frac{T_1}{T_0}\right)}{n\pi \frac{T_1}{T_0}}$$

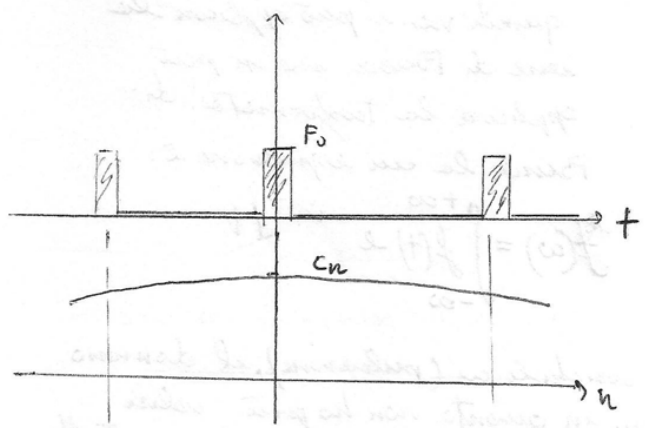
in questa forma potremo applicare dei limiti notevoli.

(40d)

Vediamo come succede quando $T_0/T_1 \rightarrow \infty$.

Vuol dire che la funzione è quasi sempre nulla e l'intervallo di tempo in cui la funzione non è nulla è piccolo rispetto a $T_0 \Rightarrow$ Stiamo considerando una "SERIE DI IMPULSI".

Ricordiamo che impulso vuol dire un fenomeno molto ridotto nel tempo e molto ampio come ampiezza. In generale un fenomeno ridotto nel tempo e con ampiezza elevate si può chiamare impulso ma non è un delta di Dirac in quanto nel nostro caso l'ampiezza è finita. (mentre nel delta di Dirac l'ampiezza è infinita).



Se $T_0/T_1 \rightarrow \infty$ vuol dire che $n_k \rightarrow \infty$. Quindi se prendiamo n_k che in questo caso $k=1$, è il primo zero, otteniamo $n_1 \rightarrow \infty$.

Direttamente l'andamento di c_n in funzione della frequenza (v) e dice che il primo zero tende ad infinito vuol dire che la funzione è quasi piatta.

Si è rappresentato un T_1 piccolo rispetto al T_0 . Si può dire che: il contenuto in frequenza è costante a basse frequenze. \Rightarrow lo spettro è piatto a basse frequenze.

Lo spettro è tanto più piatto quanto più T_1 è piccolo rispetto a T_0 .

Vediamo come succede se $T_0/T_1 \rightarrow 1 \Rightarrow$ Si ha una funzione al limite costante.

Si ha che:

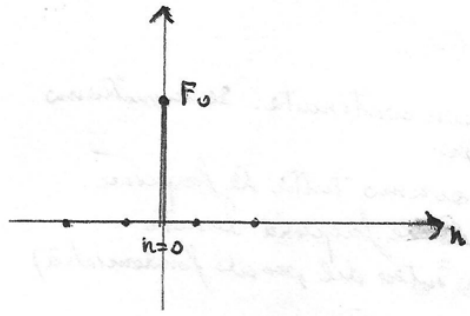
$$c_n = F_0 \frac{T_1}{T_0} \frac{\sin(n\pi \frac{T_0}{T_1})}{n\pi \frac{T_0}{T_1}}$$

Per $T_0/T_1 \rightarrow 1$ si ha

$$c_0 = F_0 \quad \text{per } n=0$$

mentre per tutti gli altri elementi. $c_n = 0 \quad \forall n \neq 0$.

Se voglio rappresentare lo spettro la funzione avrà una sola linea spettrale.



Questa proprietà è qualcosa che capita sempre. Vi è una dualità nei domini del tempo e della frequenza nel senso che quando il supporto (la zona in cui la funzione è definita e quindi non nulla) nel dominio del tempo è ristretto (caso $T_0/T_1 \rightarrow \infty$) nel dominio delle frequenze il supporto cresce.

Al contrario nel dominio del tempo il supporto è esteso (caso $T_0/T_1 \rightarrow 1$) il supporto nel dominio delle frequenze è ristretto, infatti nel nostro caso vi è una sola linea spettrale.