

$$\rightarrow \lambda/L \rightarrow 1-2p \rightarrow p < 1$$

$$\lambda-2p \rightarrow p > 1$$

$$\rightarrow \text{Vince } pL-0,75 \rightarrow -1 \quad LpL-0,75$$

con la
mano!

Es #7 16/11/07

$$A = \begin{bmatrix} 0,8 & 0,4 & 0,8 \\ 0 & \frac{p}{3} & -0,5 \\ 0 & 0 & \frac{p}{4} \end{bmatrix}$$

In questo caso p si cambia presto si vede ma comunque il sistema non è stabile.

8/11/09

Note su esercizi

- Cerca e studia la "forma compagna".
- Se il sistema è non lineare e ha autovalori di molteplicità maggiore di 1 nel punto limite (0 per π , e per TD) non si può convergere da niente!
- Studiare stabilità libro $\rightarrow$ Routh / Jury! :-)
- Se l'ingresso è sinusoidale, ricorda: calcola frequenza e fase! (modulo...)
- Studia formule della scomposizione; scrivere sul formulario.

CONTROLLI AUTOMATICI

6/9/09

Mandare email nel quale faccio vedere la mia mail.
E recapito telefonico (mille)

Materiale di studio: libri (Corino e Isidori)

Lezione!

Capitolo 1:

Il problema del controllo automatico

1.1) Terminologia e concetti preliminari.

La terminologia e la notazione sono molto importanti: per capire bisogna mettere d'accordo nel significato dei termini.

Il termine "controllo" in italiano significa, ~~controllo~~, "regolazione", ~~regolazione~~, ~~regolazione~~ nel suo accezione della lingua italiana, il "monitoraggio" ^{ma non solo} per controllare bisogna poter monitorare poter fare qualche azione per poter modificare lo stato.

Del dizionario: "control" è più adatto a ciò che studiamo.

- Definizione 1: "azione o insieme delle ^{azioni} ~~azioni~~ volte a far arrivare a una grandezza una certa incidenza di azioni nel tempo. Ad esempio, avendo una cisterna, di cui si vuole controllare, quindi monitorare e regolare il livello, si GUARDA e quel punto una valvola.

- Def. 2: Spostamento al quale è affidato il governo del valore di una grandezza fisica. "Identifica l'azione di controllo col controllo", qua il diz. legge.

Fig. 3: dispositivo automatico che controlla un altro dispositivo.

Un controllore dovrà decidere quale azione deve fare su di un impianto affinché la grandezza interessata abbia un certo andamento nel tempo. Una grandezza è un'entità misurabile di misura (ossia che può essere misurata).

Un sistema è un insieme di elementi (velocità, forza, ma non è detto) tra loro interconnessi, di cui interessa un modello matematico. Un sistema può essere una vettura elettrica, un'automobile.

Per fare un controllo su di un'auto servono modelli fini!

~~Per~~ un esempio è un'auto che in autostrada stia dritta da sola. La prima cosa da fare è un modello dell'auto quanto necessaria. Poi si progetta il controllore.

Si fa in modo che il controllore INIZIANDO L'AZIONE.

Cause: I^a categoria (Cause/ingresso)

Effetti: II^a categoria (effetti/usate)

In un cruento, le "cause" sono i generatori, gli "effetti" sono le usate: le varie correnti, e simili.

Si indica un sistema così:



Quando si fa il modello di un sistema NON SI OTTONO DIMENTICARE GLI INGRESSI: tutte le cause devono essere considerate.

Per quanto riguarda le usate, ce ne sarà qualcuna che interverrà di più.

Il problema del controllo si pone quando si verificano queste condizioni:

A) Esistono usate primarie, ossia è richiesto un certo andamento nel tempo di alcune y . Queste sono dette "primarie".

In un regolatore, l'usata primaria è la tensione nel cavo, ossia la tensione regolata. " $y(t)$ "

Se vogliamo che determinati gradienti facciano soltanto cose

B) Esistono disturbi: alcune grandezze appartenenti all'insieme degli ingressi, in cui nessun operatore può ^{come} ~~essere~~ influenzare nell'insieme delle usate ^{primarie} ~~primarie~~. " $d(t)$ "

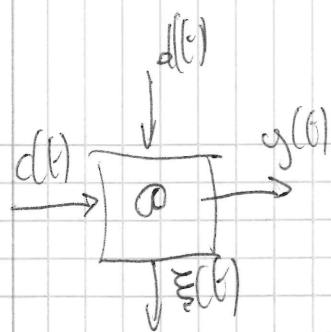
In un regolatore, non si sa quale sia il carico. La corrente di carico è un disturbo. Un buon regolatore deve essere progettato in modo da regolare il cavo.

NOTA: la corrente in uscita è un disturbo, ma quindi è un INGRESSO!

C) Comandi, " $d(t)$ ": appartenono alle cause, all'insieme degli ingressi: sono ingressi in cui si può agire ad arbitrio, e influenzano sulle usate primarie.

I disturbi appartengono all'insieme degli ingressi, in cui l'operatore NON PUÒ AGIRE. Gli comandi NON SI PUÒ AGIRE.

D) Usate secondarie: appartengono agli ingressi delle usate, ma non dipendono da alcun particolare andamento nel tempo. " $\xi(t)$ "



La corrente di ^(disturbo) ~~corrente~~ è un segnale
 Uscita primaria
 Perché cambia ~~la~~ ~~uscita~~ ~~primaria~~

1,2) Formulazione del problema del controllo automatico

Bisogna dare una formulazione concettuale, cercando di capire quale sia l'obiettivo del controllo.

Indichiamo con $y_d(t)$ un'uscita primaria DESIDERATA. $y(t)$ è l'uscita primaria effettiva.

Nel regolatore, l'uscita primaria desiderata, quella che vorremmo, ASPETTATA, è una costante. Questa non è reale, è teorica, è quella che vorremmo. $y_d(t)$ teorica, $y(t)$ MISURATA.

Definiamo l'errore sull'uscita con:

$$e^y(t) = y(t) - y_d(t)$$

Problema del controllo ^{da noi di base}

Dato P , dato l'andamento di $y_d(t)$, dati dei limiti ammissibili sull'errore di uscita, e^y , ad esempio $|e^y| \leq \epsilon_t$ $\forall t$ date tutte le informazioni possibili sui disturbi $d(t)$ (caratterizzarli statisticamente, o puntualmente mediante misure; si noti che un misuratore costa, quindi meglio la statistica); date le misure delle uscite primarie $y(t)$ (fondamentale! dobbiamo poter misurare l'uscita primaria!); date (eventualmente) le misure delle $e(t)$ (uscita secondarie) (ciò non è tassativo!)

↓
 Decidere l'andamento da imporre al comando $c(t)$ affinché i limiti sull'errore $e^y(t)$ non siano superati.

Il problema del controllo automatico

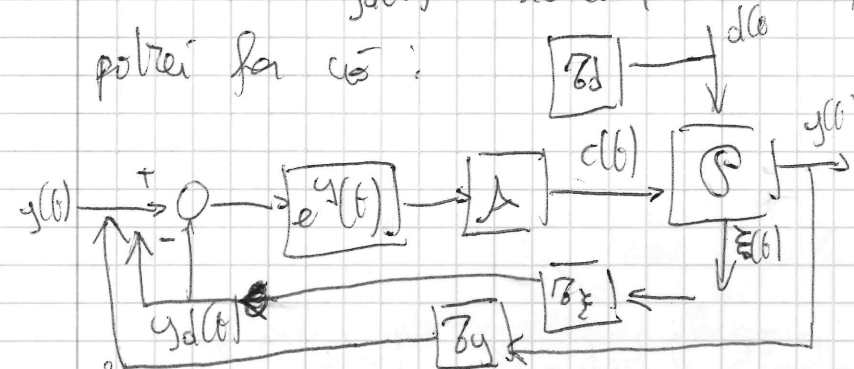
Con riferimento a ciò che si è detto, $\mathcal{C}$ è progettore un dispositivo in grado di fornire gli automati richiesti per i comandi $c(t)$ in completa assenza di operatori umani.

Nota: nel controllo, può esserci un operatore umano, nel controllo automatico no!

1,3) ^{una} Struttura generale di controllo automatico

Partendo dagli elementi visti finora, siamo in grado di disegnare una struttura generale di controllo automatico.

Dato un $y_d(t)$ desiderato, un "riferimento", e la $y(t)$, potrei far così:



Supponiamo che si vogliano minimare i disturbi, con un trend $\mathcal{D}_d$. L'uscita primaria viene trasformata mediante $\mathcal{D}_y$;idem le $\mathcal{E}$ con $\mathcal{D}_\mathcal{E}$.

Chi è che "decide"? Sono un'unità intelligente, un elaboratore che tenga conto di tutte queste informazioni! Si usa un attuatore, amplifichiamo $\mathcal{A}$

Questa è la struttura generale di un controllo automatico, di un controllo con retroazione.

Si parla di controllo con retroazione perché viene MISURATA l'uscita primaria.

Si parla di controllo in catena aperta quando non essano né z_y né z_u . Di solito non si mette z_d , anche se è possibile, e in tal caso si parla di compensazione diretta dei disturbi.

Se in presenza di disturbi gli andamenti desiderati delle uscite possono essere controllati nel tempo, anziché di controllo si parla di "regolatore".

1.4) Esempi

1) ~~Controllo~~ Controllo LINEAR su vide Panasonic, ci son due o tre filmati che far vedere lo stallamento di immagine. Questo risolve il problema della mano non troppo ferma, con tempi alti di ripresa.

1) Un bistopano: l'uscita primaria è il grado di doratura del panno. Questo sistema è con retroazione o senza? Beh, mica si può misurare il grado di doratura! Quindi, è senza retroazione!

Per quanto tempo lascia attaccato il bistopano a testare? Su che base si prescelte la legge di controllo? Sull'esperienza!

A seconda di come sono abituati, metterò per più o meno tempo a testare!

I sistemi di controllo a catena aperta funzionano a ESPERIMENTAZIONE, sulla base dell'esperienza dell'uomo!

Il grado di umidità del panno è un disturbo: a seconda di ciò il panno cuciono prima o dopo.

Altro disturbo è il tempo di vita del bistopano!

Cercar di capire quindi sono i disturbi, i comandi, le uscite desiderate, quelle effettive!

Altro esempio: fontana di vino romana: in quelle giornate fa mantenere alto o basso il livello dell'acqua.

Idem: lo sciacquone dell'acqua! È un sistema di regolazione meccanico-idraulico!

2) Livello dell'acqua in un serbatoio. L'uscita primaria è il livello, il comando è la potenza della valvola, l'ingresso è un disturbo!

3) Orologi:

a) Regolazione con segnale umano: l'operatore vede il livello e interviene!

b) Regolazione con un sistema tipo galleggiante! È un sistema di controllo meccanico automatico!

c) ~~Controllo~~ Misura l'ingresso e agisce sulla valvola di compensazione! Compensazione diretta del disturbo!

Se ci son altri disturbi, ~~non~~ si perdono le prestazioni!

Per controllare una grandezza, bisogna MISURARLA!

Se serbatoio può essere ricontrollato a catena aperta, non dal momento che il livello cambia, il controllo non va! L'esperienza non basta!

7/5/09

Capitolo 2: rappresentazioni e proprietà dei sistemi dinamici

Questo capitolo contiene nozioni da teoria dei sistemi, ma si tratta di concetti molto importanti che è necessario ripassare.

Introduzione (non murata)

Allora già visto che esiste una volta linea che può interessare (sistemi elettrici, meccanici, termici...), e si pone il problema della rappresentazione matematica, della modellistica. Allora visto come scrivere dei modelli semplici in termini di equazioni differenziali. talvolta i modelli sono statici, quindi le eq. algebriche.

La legge di Newton ha dei limiti di applicabilità, ma funziona in modo che non ci lascio ad esempio.

Di una volta linea si può fare un modello fine o uno scarato.

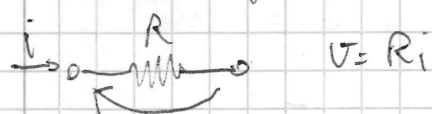
Il grado di accuratezza può essere alto (modello fine)

o può essere approssimato.

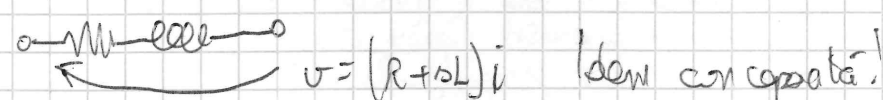
Si fa una stima pessimistica.

Dove bisogna arrivare il grado di accuratezza del modello? Dipende dall'uso che dell'uso fanno.

Consideriamo il modello di un resistore: la legge di Ohm



Voglio usarli per una cosa: regolatore di tensione, amplificatore audio, radiofrequenza? Beh, $U = Ri$ vale in continua; a radiofrequenza, è diverso: effetti induttivi o capacitivi spuntano fuori a radiofrequenza. Ad esempio:



Quale modello uso del resistore? Beh, dipende dall'uso che devo fare, ad esempio dalla frequenza di lavoro.

Un modello troppo complicato e fine solitamente è inutile: per la continua, ad esempio, ha senso usare $s = Ri$, non immere a ~~non~~ considerare effetti induttivi/capacitivi.

Più un modello è fine, più ampio è il suo range di applicazioni. Con simulink è facile poterli i conti e li fa lui! :-)

2.1) Terminologia e concetti preliminari

Allora imparo a distinguere un precedente sistema a T.C. e a T.D.

per le variabili temporali ($T.C. \rightarrow t \in \mathbb{R}$, $T.D. \rightarrow k \in \mathbb{N}$)

È possibile discretizzare problemi continui (ad ex. il computer); esistono sistemi misti! (parte a T.C., parte a T.D.).

Nel controllo ad esempio il controllore era DIGITALE: campiona a tempo continuo! Un processore effettua il controllo, a tempo discreto. Ci sono sistemi con o senza memoria (differenziali o algebrici)

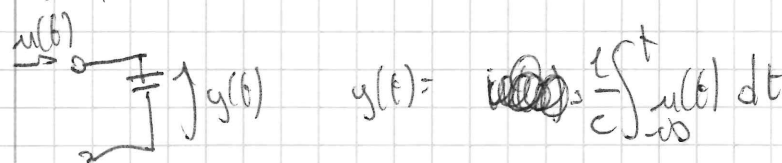
Esempio:



$$y = u \cdot \frac{R_2}{R_1 + R_2}$$

Questo è un sistema
STATICO

Esempio:



Causalità: un sistema è causale se l'uscita dipende da tempi passati o presenti, non da tempi futuri.

Ciò è importante perché a volte in sede di progetto si tende a vedere un sistema ^{NON} CAUSALE, cosa non fisicamente realizzabile.

- **Stazionarietà**: se le caratteristiche del sistema sono costanti al trascorrere del tempo il sistema è stazionario.

Un sistema elettronico ad esempio ~~invecchia~~ ~~invecchi~~ nel tempo, e cambia le modalità di funzionamento. Si noti che più, se intendiamo arrivare a punto in tempi relativamente brevi, si può avere una sorta di legge stazionaria.

- **Linearità**: il mondo reale è non lineare! Quasi sempre si usano modelli non lineari. Le tecniche di analisi e progetto sono semplici sui sistemi lineari, quindi quello che si fa è descrivere, mediante ad es. la linearizzazione, un sistema NL come lineare.

~~Questa~~ Si sta introducendo l'analisi di progetto per sistemi non lineari, a causa della non-linearità del sistema.

Vali la linearità e solo se è applicabile il principio di sovrapposizione degli effetti.

[2.2] Rappresentazione di sistemi dinamici mediante relazioni
Ingresso - stato - uscita

È possibile dare una rappresentazione del tipo:

$$\begin{cases} \dot{x} = A(x; u) \\ y = g(x; u) \end{cases} \quad \begin{matrix} x \in \mathbb{R}^n \\ u \in \mathbb{R}^m \\ y \in \mathbb{R}^p \end{matrix}$$

Per sistemi non lineari e tempo invariante.

Si può però linearizzare ciò, e trovare una rappresentazione lineare.

Nella rappresentazione lineare, invece:

$$\begin{aligned} \dot{x} &= Ax + Bu \\ y &= Cx + Du \end{aligned}$$

L'esercizio che si vuol fare è dare una rappresentazione del sistema grafica, mediante schemi a blocchi.

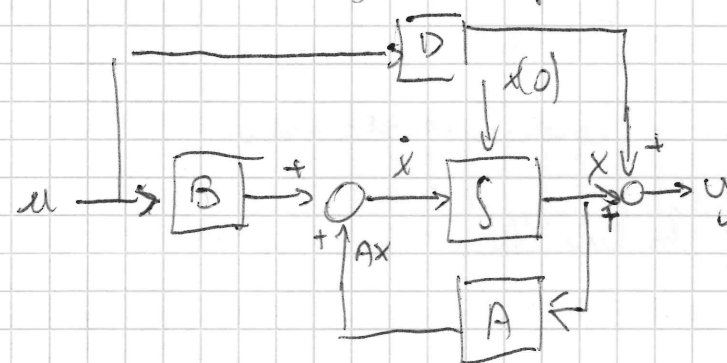
Per simulare il comportamento dei sistemi viene simulato, dato corrente di rappresentazione un sistema mediante schemi a blocchi.

Condizione:

$$\dot{x} = Ax + Bu$$

$$y = Cx + Du$$

La parte dell'ingresso, uguale "u";



La parte dell'ingresso, uguale "u"? Viene moltiplicata per B; esso finisce in un nodo di somma, in cui entra un altro segnale, Ax . Dato $\dot{x}$, dato integratore, anche anche le condizioni iniziali. A partire da ciò, ottengo x . Moltiplicato per A, ottengo Ax Moltiplicare $\rightarrow$ applicare matrice A.

Questa è una rappresentazione grafica delle eq. di stato; moltiplicato u per D, ottengo y .

Passaggio matematico: trasformiamo in Laplace le eq:

$$sX(s) - x(0) = AX(s) + BU(s)$$

$$Y(s) = CX(s) + DU(s)$$

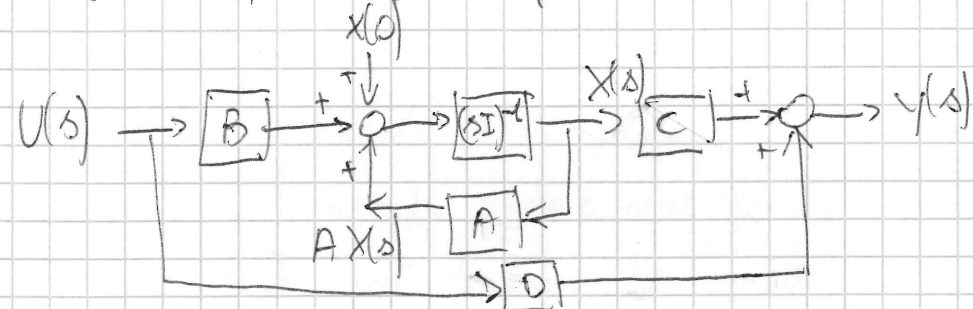
$$sX(s) - x(0) = AX(s) + BU(s)$$

$$\rightarrow X(s) = \dots$$

Volevo solo passare da $X(s)$ parte allora a che fare con $x(0)$, meno:

$$(sI - A)X(s) = BU(s) \rightarrow X(s) = (sI - A)^{-1} \{ AX(s) + BU(s) + x(0) \}$$

Proviamo a rifare il disegno:



Tuttavia con l'equazione, la differenza è nulla: $(sI)^{-1}$ è la trasformata di Laplace di un integratore n-dimensionale.

Simulink ha diversi blocchi; ha un blocco che, definito A, B, C, D, in Matlab, Simulink occupa l'utente. Il blocco, se fornito le matrici, a fronte di un perturbed ingresso, può simulare il sistema. Nella fattispecie si può:

1) Simulare con un blocco: $\rightarrow \begin{bmatrix} A & B & C & D \end{bmatrix} \rightarrow x$
Nota: scalari e vettori si distinguono.

2) Simulare disegnando uno dei due schemi a blocchi proposti.

Di solito usiamo il II°, parte di solito si usa, in Matlab, la variabile complessa s : si utilizza una derivata in termini di funzione di trasferimento.

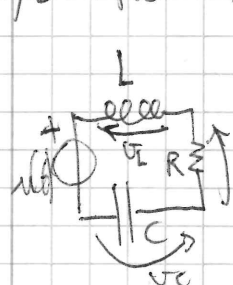
Schemi a blocchi "espliciti", "impliciti".

Che senso ha disegnare lo schema a blocchi "esplicito"? Beh, se

l'algoritmo è lineare x e y , conviene usare il blocco. Per l'altro modo di rappresentare serve quando sono presenti tutte le variabili che mi interessano, dunque è fondamentale questo modo di procedere.

3) "Esplicito": Schema a blocchi dettagliato
(*)

2,3) Esempio "al limite" della decima. Come var. di stato usiamo i_L e v_C .



$$v_L = L \frac{di_L}{dt}; \quad i_C = C \frac{dv_C}{dt}; \quad v_R = R \cdot i$$

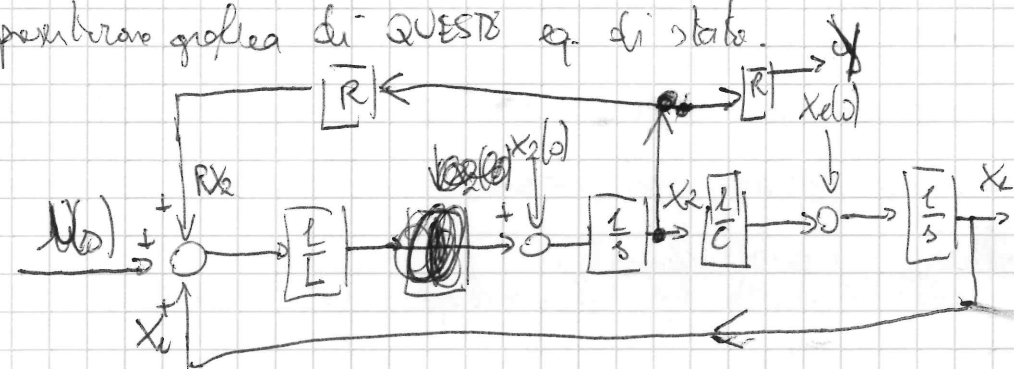
$$u(t) = v_L + v_R + v_C \rightarrow u(t) = L \frac{di}{dt} + Ri + v_C$$

$$\rightarrow x_1 = v_C; \quad x_2 = i_L;$$

$$\text{eq. di stato} \rightarrow \begin{cases} \dot{x}_1 = \frac{1}{C} x_2 \\ \dot{x}_2 = \frac{1}{L} \{ -x_1 - Rx_2 + u \} \\ y = Rx_2 \end{cases}$$

Da qua si ricavano A, B, C, D, e si fanno le simulazioni.

Cosa si fa per l'esplicito? Ah, vediamo: vogliamo dare una rappresentazione grafica di QUESTO eq. di stato.



(*) Si noti che nei rettangoli ci sono COEFFICIENTI SCALARI: ora noi gestiamo l'integrazione di tutte le var di stato e quelle del sistema, una A una.

Domani proverò lo schema a blocchi dettagliato.

Un risultato da poterlo utilizzare è la funzione di trasferimento. Come si può fare?

$$(sI - A)^{-1} = \frac{1}{\det\{sI - A\}} \text{Adj}\{sI - A\} \quad (*)$$

1) Se $H(s) = C(sI - A)^{-1}B + D$, e calcolo con matrice

2) Questo lo riduce a blocchi "3", cioè di "simplified" con l'algebra degli elementi a blocchi e l.h.

Il II° metodo permette di ottenere risultati per sistemi convergenti.

2.4) Il movimento dello stato e dell'uscita nei sistemi LTI

Si possono avere sostanzialmente due casi:

1) Usare la formula di Laplace, oppure solo spazialmente in caso di

Analisi. Di fatto sono esempi di eq. differenziali del I° ordine.

$$x(t) = e^{A(t-t_0)} x(t_0) + \int_{t_0}^t e^{A(t-\tau)} B u(\tau) d\tau$$

t_0 : tempo di accensione del sistema

Questo dati gli operatori di stato A e B , la "matrice di transizione" A , $x(t_0)$ e u .

2) Uso della trasformata di Laplace: dato il sistema di partenza lo si trasforma con Laplace; nel tempo si ottiene fatto qualche di tipo algebrico, e antitrasformato.

Si ripete il problema di trovare il movimento dello stato e dell'uscita come sopra da seguire

2.5) Breve richiami di algebra lineare

Andiamo dove cose importanti

Dato la rappresentazione ingresso-stato-uscita,

$$\dot{x} = Ax + Bu$$

$$y = Cx + Du$$

Si ricorda che il determinante di $(sI - A)$ è un polinomio di grado n monico, ma il coeff. della potenza di grado più alto è 1.

$\det\{sI - A\} = 0$ ammette soluzioni in $\mathbb{C}$, eventualmente non distinte.

La matrice $(sI - A)$ è detta "matrice caratteristica"; $\det\{sI - A\}$ è detto "polinomio caratteristico". Le radici del pol. caratteristico di A sono dette "autovalori".

$\Delta(s) = \det\{sI - A\}$ è detto "polinomio caratteristico".

$\Delta(s)$ si può fattorizzare:

$$\Delta(s) = (s - s_1)^{n_1} \cdot (s - s_2)^{n_2} \cdot \dots \cdot (s - s_r)^{n_r}$$

Dove $n_1 + n_2 + \dots + n_r = n$ = numero degli stati del sistema!

$(sI - A)$ è una matrice; $(sI - A)^{-1}$ è un'altra matrice; sotto che (*) un polinomio, sopra una matrice con numeratore di grado al più $n-1$. Sono funzioni razionali, strettamente proprie.

Altra menzione: può capitare che gli elementi della matrice sopra abbia una o più radici in comune con il polinomio caratteristico:

$$(sI - A)^{-1} = \frac{Q(s) \cancel{f(s)}}{\cancel{f(s)} U(s)} \quad \text{è possibile che, a causa di radici } f(s) \text{ in comune, può capitare che vi siano delle cancellazioni zero-poli!}$$

In tal caso, il polinomio è detto "polinomio minimo". Ciò che resta del den. dopo la semplificazione!

~~Da~~ esempio

$$A = \begin{bmatrix} 2 & 0 \\ 0 & 2 \end{bmatrix} \quad (sI - A) = \begin{bmatrix} s-2 & 0 \\ 0 & s-2 \end{bmatrix}$$

$$(sI - A)^{-1} = \frac{1}{(s-2)(s-2)} \begin{bmatrix} s-2 & 0 \\ 0 & s-2 \end{bmatrix} \rightarrow = \begin{bmatrix} \frac{1}{s-2} & 0 \\ 0 & \frac{1}{s-2} \end{bmatrix}$$

Ci son state delle cancellazioni!

Cio che resta è il polinomio minimo! Invece di $(s-2)^2$, $(s-2)$!

A che serve tutto ciò? Vediamo un po'

26) la stabilità ~~interiore~~ interna.

Si parla della stabilità definita nel movimento libero dello stato:

• Un sistema LTI è stabile (internamente) se e solo se il movimento libero dello stato è limitato. È assolutamente stabile se e solo se il movimento libero dello stato tende a zero per $t \rightarrow \infty$.

• È instabile se e solo se il movimento ^{libero} dello stato NON è limitato.

Da un punto di vista pratico dobbiamo guardare gli autovalori!

- $\text{Re}\{x_i\} < 0 \quad \forall i$, sistema asintoticamente.

- È semplicemente stabile se e solo se tutti gli autovalori di A hanno parte reale non positiva e quelli con parte reale nulla siano radici semplici del polinomio minimo.

- Instabile se esiste almeno un autovalore di A con parte reale positiva, o a parte reale nulla non semplice del polinomio minimo.

LA NATURALITÀ VA GUARDATA NEL POLINOMIO MINIMO

Esempio:

$$A = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ 0 & 0 & -5 \end{bmatrix} \quad (sI - A) = \begin{bmatrix} s & 0 & 0 \\ 0 & s & 1 \\ 0 & 0 & s+5 \end{bmatrix}$$

$$(sI - A)^{-1} = \frac{1}{s^2(s+5)} \begin{bmatrix} s(s+5) & 0 & 0 \\ 0 & s(s+5) & 1 \\ 0 & 0 & s^2 \end{bmatrix}$$

(*) Nota: c'è una certa molteplicità geometrica!

$$\frac{1}{s(s+5)} \begin{bmatrix} s+5 & 0 & 0 \\ 0 & s+5 & 0 \\ 0 & 0 & s \end{bmatrix}$$

Il sistema NON è instabile, poiché vi è una cancellazione tale da avere il polinomio MINIMO diverso da quello caratteristico. Il sistema è SEMPLICEMENTE STABILE!

2.7) Scelta dei parametri di simulazione in Simulink.

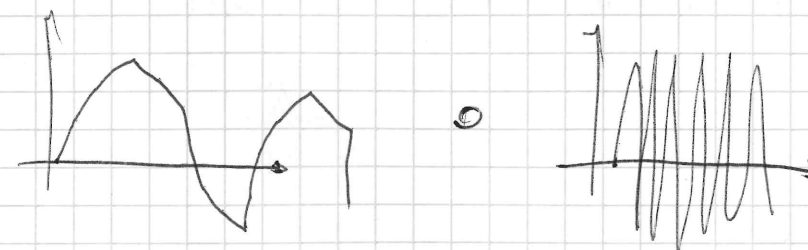
Cosa succede? Il compito d'esame è un controllore che va simulato, in modo da documentare le prestazioni. Fondamentale è scegliere i parametri di simulazione di Simulink: ci sono opzioni standard, che non MODIFICARE.

Principi

Parametri di simulazione: passo di integrazione, scegliere quale routine usare (Runge-Kutta piuttosto che altro), tempo di simulazione, e altri parametri che dipendono da due cose:

- 1) Dal sistema che si vuol simulare
- 2) Dal tipo di segnali in gioco.

Quando serve un disturbo misurabile ed α , si può avere una cosa del genere:



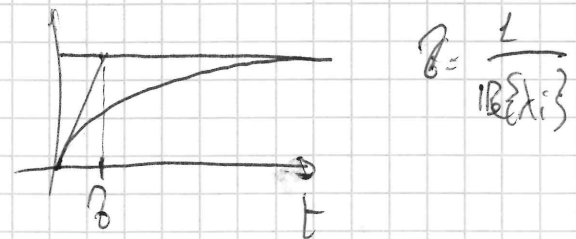
Quando si vuole una cosa del genere:



Nel I° disegno il passo di integrazione è troppo grosso; a seconda delle curve il passo di integrazione può essere fuso o cambiato. Sarebbe bello un passo tale da avere una curva, cioè un continuo di punti per sinusoidi: il passo di integrazione deve essere $\frac{T}{n}$, n numero di punti per sinusoidi. Si divide per il periodo!

Alto: il II°: la durata di simulazione è molto lunga! Bisogna ridurre il tempo di simulazione a 3-4 periodi della sinusoidi.

Altra cosa importante: costanti di tempo del sistema! Dato un sistema semplice, con un solo polo, se netto in ingresso un segnale a gradino e il sistema è stabile, l'uscita sarà un esponenziale:



$$\tau = \frac{1}{|\text{Re}\{s\}|}$$

$$\text{Dati } H(s) = \frac{1}{s+p}, \quad p > 0, \quad \tau = \frac{1}{p}$$

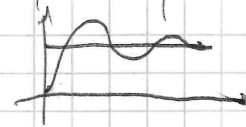
Buona cosa è: su 56, pensare un continuo di punti!

Se il sistema fosse del II° ordine? (a poli complessi!)

$$H(s) = \frac{\omega_n^2}{s^2 + 2\zeta\omega_n s + \omega_n^2}$$

Che criteri si usano? Beh, pensare una ~~cosa~~ τ (più quanto

la τ si defurca solo a poli reali), ma anche guardare la ω_n delle radici complesse, e quella sarà la pulsazione naturale del sistema.



Ovvero la "frequenza", il "passo", delle oscillazioni.

Esercitazione di laboratorio!

Introduzione!

Il problema di lab è il I°.

Dobbiamo simulare: dato le eq. di stato scrivere uno schema a blocchi. Partendo da lì scrivere lo schema a blocchi, provare con la simulazione e l'osc. l'osc.

Obiettivi: SCRITTURA DI SCHEMI A BLOCCHI DA EQ. DI STATO E SIMULAZIONE

Passi:

1) Lanciare MATLAB

2) Sull'icona si scrive "Simulink". Lo lanciamo

3) Simulink ha un "library browser". Fila, menu modello, e via.

Qui si dà un nome. Sotto la libreria si possono prendere diversi tipi di blocchi: Integratori, sumatori, e via. Ci si clicca sopra e si trascina. Idem coi collegamenti!

I parametri di simulazione sono sotto "simulation"

Tra i metodi di integrazione ci sono le varie "ode".

Scegliamo step-size e multi, non auto.

Come metodo di integrazione si usa? Conviene ~~che~~ quello per sistemi "stiff", per sistemi con costanti di tempo molto diverse quindi con ode15s e 23s

13/05/2009

Comenti su scorsa settimana: laboratori

Orario consulenza: giovedì, ore 12:30 ÷ 14:30

2,8) Rappresentazione di sistemi dinamici mediante relazioni ingresso-uscita: funzione di trasferimento

La scorsa settimana abbiamo visto il modello in vettori di stato; ora parleremo di fdt

Definizione: matrice di trasferimento

Def: matrice di trasferimento: ~~matrice~~ $G(s)$ è la matrice di trasferimento di un sistema LTI definito dalle matrici (A, B, C, D) e la trasformata di Laplace (L-behavior) della matrice $H(t)$ delle risposte all'impulso.

Teorema: la matrice di trasferimento $H(s)$ di un sistema LTI (A, B, C, D) è data da

$$H(s) = C(sI - A)^{-1}B + D$$

Questa si trova partendo da opp. in ve di sbk, ragionando secondo Laplace e mettendo in evidenza il momento libero dello stato e dell'uscita e il momento forzato di stato e uscita.

Per trovare $H(s)$ si considera il solo momento forzato dell'uscita, eccitando il sistema con un impulso la cui trasformata è 1. Facciamo alcune osservazioni su $(sI - A)^{-1}$: se intuitivo o.g. la funzione razionale frazionaria è strettamente propria; in generale, dato un elemento $H_{ij}(s)$ ha forma:

$$H_{ij}(s) = \frac{b_n s^n + b_{n-1} s^{n-1} + \dots + b_1 s + b_0}{s^n + a_{n-1} s^{n-1} + \dots + a_1 s + a_0} \quad b_n = 0 \text{ il sistema proprio!}$$

(*) Inteso per $H(s)$ da qui la fdt

La differenza di grado fra den e num è detta "grado libero".

Def: zeri e poli di una fdt: $\frac{p_i}{s - z_i}$ è uno zero di $H_{ij}(s)$ se $H_{ij}(z_i) = 0$

Quindi, uno zero è un valore della variabile complessa s in cui la funzione di trasferimento va a zero.

-Poli: $s = p_j$ è un polo di $H(s) \iff H(p_j) \rightarrow \infty$, ora si vedrà più in dettaglio.

Esempio:

$$H(s) = \frac{N(s)}{D(s)} = \frac{2(s^3 + 3s^2 - s - 3)}{(s-1)(s+2)(s+3)}$$

" $s = -2$ " è un polo? Beh, bisogna guardare il fatto che non si abbiano cancellazioni zero-poli: solo se non ci sono cancellazioni il polo. Si sostituisce "-2" nel num e si vede che funziona. Nel caso di $s = +1$, capita che essa annulla nel num ma den, dunque non è un polo, poiché si è la cancellazione.

Se per $s \rightarrow \infty$ la funzione tende a "0", si può dire che la funzione abbia degli zeri all'infinito. Ciò capita se la funzione è strettamente propria. "Zero" all'infinito! ↑

La fdt rappresenta un sistema dinamico mediante una relazione ingresso-uscita. Ora lo stato non entra: le condizioni iniziali si considerano nulle.

2.9) La stabilità esterna nei sistemi LTI

Avemmo parlato di stabilità interna, ora la stabilità del movimento libero dello stato. Non è l'unica definizione di stabilità: esiste anche la stabilità esterna o "BIBO-stabilità" (Bounded Input Bounded Output).

Consideriamo la seguente definizione di stabilità esterna:

Def: Stabilità esterna

Un sistema LTI (A, B, C, D) si dice "stabile esternamente" se il movimento forzato dell'uscita rimane limitato in presenza di tutti i possibili ingressi limitati.

Possono usare questa definizione per provare la stab. esterna? No!

Hica possono testare tutti i possibili ingressi? Però, se hanno un ingresso limitato che faceva divergere il sistema, allora il sistema è instabile.

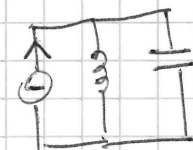
Esempio: dato un sistema del tipo:

$\rightarrow \left[\frac{1}{s} \right] \rightarrow$ (un integratore)

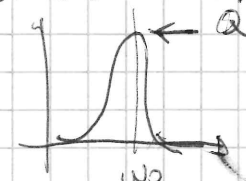
Il sistema è stabile o instabile? Beh, se mettiamo una costante in ingresso, l'uscita è l'integrale della costante, ma una volta che è illimitata!



Consideriamo il seguente circuito



Questo sistema è esternamente stabile o instabile? Beh, il motore reale ha una c.a. del tipo:



Ma se il risuonatore è ideale, il α è infinito; usando come ingresso una sinusoidale a pulsazione ω_0 , l'uscita sarà non limitata. Quindi, l'uscita andrà a ∞ !

Alcuni risultati (non dimostrati): un sistema LTI (A, B, C, D) è stabile esternamente se e solo se la sua parte reale è negativa e complessamente stabile, cioè se tutti gli autovalori hanno parte reale negativa.

Teorema: una rappresentazione LTI (A, B, C, D) è stabile esternamente se e solo se tutti i poli della f.d.t. $H(s) = C(sI - A)^{-1}B + D$ hanno parte reale negativa.

Nel caso dell'integratore, $\frac{1}{s}$; $s=0$ è il polo, quindi NO BUONO: instabile.

Nel caso del vero motore:

$$\frac{Y(s)}{U(s)} = \frac{sL}{L^2 + sL^2 C} \rightarrow \text{uno zero nell'origine. Questa funzione ha}$$

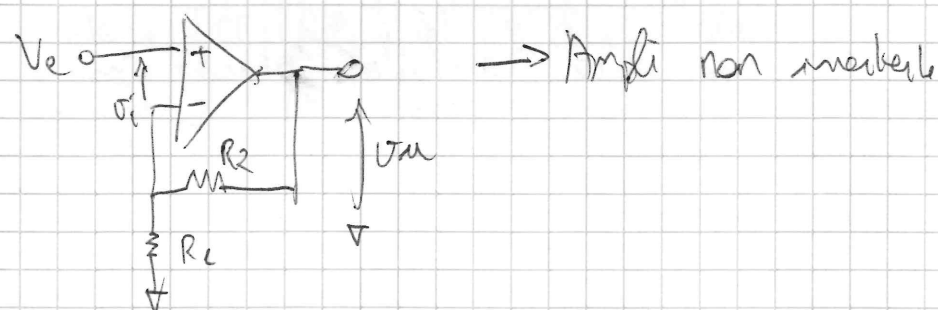
anche un polo positivo, $s = +\frac{1}{LC}$, dunque il sistema è instabile.

asintotica

Stabilità interna implica stabilità esterna; l'insieme dei poli e quello degli antipoli NON coincide: possono essere cancellati zeri-poli. Perchè lo dico quando il sistema è un sistema completamente raggiungibile o osservabile.

Esempio

Dato un op-amp in questa configurazione:



Se il guadagno dell'op-amp è molto alto, il guadagno in catena chiusa è pari a 1.

$$\frac{V_u}{V_e} = 1 + \frac{R_2}{R_1}$$

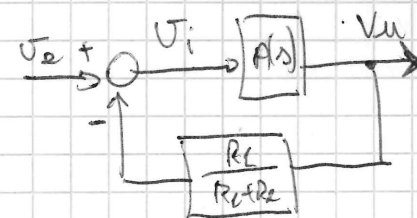
Questo sistema è stabile? Beh, questo non è così in termini di dinamica: sembra che il guadagno sia sempre pari a 1, per tutte le frequenze. Ciò non è vero: il modello del nostro op-amp è di pura approssimazione! In corrente continua, per frequenze molto basse, il guadagno è pari a 1, ma a frequenze più alte, il guadagno scende. Il fatto che $A \rightarrow \infty$ è un'ipotesi molto approssimativa: nei datasheet danno tra gli altri parametri il guadagno in frequenza di $|A|$:



Bisogna stare attenti ai limiti di validità dell'ipotesi: A_0 potrebbe essere pari a $10^3, 10^5, 10^7$, ma solo per una banda di frequenza molto stretta, con un polo verso 10 Hz, l'altro intorno a 1 MHz. Possiamo dunque fare l'analisi di stabilità del sistema in catena aperta, $A(s)$, allora:

$$A(s) = \frac{A_0}{(1 + \frac{s}{\omega_1})(1 + \frac{s}{\omega_2})} \quad \text{"by inspection"}$$

Un legame ingresso-uscita può essere scritto:



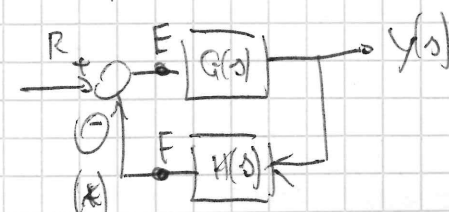
Da dove viene V_i ? V_u si calcola con $V_i = A(s) V_i$
 $V_i = V^+ - V^-$; $V^+ = V_e$; $V^- = V_u \cdot \frac{R_1}{R_1 + R_2}$

$$V_u = A(s) V_i$$

Dunque, $H(s)$ è:

$$H(s) = \frac{V_u(s)}{V_i(s)} =$$

Regola di Miller: se abbiamo un sistema in retroazione, la regola di Miller dice che la funzione di trasferimento in catena chiusa è:



Un risultato semplice dice che la funzione di trasferimento in catena chiusa è:

$$G_{cl}(s) = \frac{Y(s)}{X(s)} = \frac{G(s)}{1 \pm G(s)H(s)}$$

Funz. trasferita sul "bando diretto" tra ingresso e uscita, e poi la "funzione di ritorno", e "±" a seconda se la retroazione è positiva o negativa.

Cerca idee ardo Rosenstark

Si prende lo stato da E a F.

Una cosa da sta dopo E e poi di F. In questo caso,

$$G_d(s) = G(s) H(s)$$

Nel nostro caso,

$$H(s) = \frac{V_u(s)}{V_i(s)} = \frac{A(s)}{1+A(s) \frac{R_2}{R_1+R_2}}$$

Nota: se $A(s) \rightarrow \infty$ si ritrova $\frac{R_2}{R_1}$ se

Cosa posso dire sulla stabilità esterna? Vediamo un po':
 sostituendo il nostro $A(s)$, tre polinomi di cui non
 sapremo al secondo, a occhio: al più, polinomi di grado 2 a
 coefficienti positivi. Si può usare la regola di Routh per dire che
 la parte reale è sempre negativa, cond. nec. e suff. per polinomi
 di II° grado.

Questo sistema qui è stabile esternamente.

2.10) Forme e parametri della fdt

2.10.1) Forme Rapporto di polinomi

Condizione la forma "rapporto di polinomi":

$$H(s) = \frac{b_n s^n + \dots + b_0}{a_n s^n + \dots + a_0}$$

Altre osservazioni: un sistema è in forma "minima" se esso
 è completamente raggiungibile e osservabile. Altro modo di dire è
 il fatto che gli zeri e i poli si cancellano.

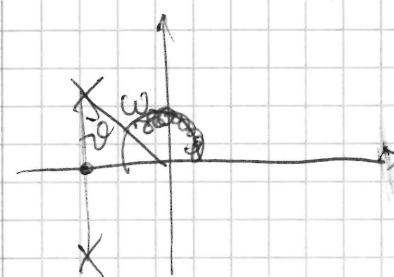
s' : pensare anche quello dei poli nell'origine.

Dato una fdt, allora si impara che il sistema ha in
 forma minima.

Fattorizzazione zero-pole

$$H(s) = K_{st} \frac{\prod_i (s - z_i) \prod_j (s^2 + 2\zeta_j \omega_{nj} s + \omega_{nj}^2)}{\prod_k (s - p_k) \prod_l (s^2 + 2\zeta_l \omega_{nl} s + \omega_{nl}^2)}$$

Dove nel piano complesso:



Caratterizzato con ω_n (lunghezza del vettore) e
 θ , dove θ è lo smorzamento dei poli
 $\zeta = \cos(\theta)$

Forme fattoriali e costanti di tempo:

$$H(s) = K_{st} \frac{\prod_i (1 - \frac{s}{z_i}) \prod_j (1 + 2\zeta_j \frac{s}{\omega_{nj}} + \frac{s^2}{\omega_{nj}^2})}{s' \prod_k (1 - \frac{s}{p_k}) \prod_l (1 + 2\zeta_l \frac{s}{\omega_{nl}} + \frac{s^2}{\omega_{nl}^2})}$$

sterminare

Per vedere vedi con parte reale negativa le costanti di tempo

sono:

$$\tau_i = -\frac{1}{z_i}; \quad \tau_k = -\frac{1}{p_k}$$

In linea di principio si parla per costanti di tempo relative a
 poli e zeri veri con parti reali negative.

La cosa importante è che: NON USARE FORME H(s) = se
 1 di queste 3.

esempio Buna cosa è super pesante da una forma all'altra

$$H(s) = \frac{10s^4 + 200s^3 + 1600s^2 + 6000s + 3600}{s^6 + 16s^5 + 80s^4 + 126s^3 + 105s^2}$$

Questa è la forma ripartita di polinomi. Volendo passare alla zeta-poli, calcoliamo le radici e poi.

Ma non: (con MATLAB)

$$10 \frac{(s+2)(s+4)(s+6)(s+8)}{s^2(s+1)(s+3)(s+5)(s+7)} \rightarrow \text{fatti zeta-poli: calcoliamo un?}$$

e ho le costanti di tempo

$$\rightarrow 10 \times \frac{2 \times 4 \times 6 \times 8}{1 \times 3 \times 5 \times 7} \cdot \frac{(1 + \frac{s}{2})(1 + \frac{s}{4})(1 + \frac{s}{6})(1 + \frac{s}{8})}{s^2(1+s)(1+\frac{s}{3})(1+\frac{s}{5})(1+\frac{s}{7})}$$

PROVARE CON MATLAB

Volendo da questo ci vuole ottenere una rappresentazione in frequenza è preferibile collimazione usare questa forma (per i d. di Bode).

2.10.2: Qualche Steady state

Se qualche steady state i qualche ho messo prima e voglio avere alcuni valori riguardo esso

Facciamo una specie di esperimento: data la fct nella forma "costanti di tempo", questo sistema deve essere BIBO-stabile.

(Il sistema NON deve avere poli in zero)

L'esperimento è, dato $H(s)$ stabile esternamente, e volendo $y(s)$ con

$$U(s) \rightarrow \boxed{H(s)} \rightarrow y(s)$$

un $U(s)$ a gradino. Dato un ingresso illimitato, l'uscita sarà limitata. Dato un gradino di uscita $\bar{u}$, tolgo un transitorio iniziale, l'uscita sarà essere limitata in un certo valore $\bar{y}$. Vogliamo calcolare questo valore

$$y(s) = H(s) U(s)$$

Ci servono: ci può essere una proprietà delle Laplace, una il tenore del valore finale? Beh, essendo il sistema esternamente stabile, tenendo conto che il tenore del valore finale dice che $\bar{y} = \lim_{t \rightarrow \infty} y(t) = \lim_{s \rightarrow 0} s y(s)$

Questo risultato ci può essere se il limite esiste, e ciò se il sistema è esternamente stabile!

$$\rightarrow \lim_{s \rightarrow 0} s H(s) U(s) = \lim_{s \rightarrow 0} s H(s) \cdot \frac{\bar{u}}{s} = \bar{u} H(s) = K_{stat} \cdot \bar{u}$$

Questo risultato dice che, in regime permanente (steady state), il regime permanente è pari al gradino d'ingresso:

$$K_{st} = \frac{\bar{y}}{\bar{u}} \quad \text{Questo è il rapporto tra il valore di uscita e di ingresso in regime permanente.}$$

Ci son cose interessanti in cui ci son poli nell'origine. Li definisco un qualche steady state generalizzato, dove si trova un valore infinitesimo finito.

Per $\nu > 0$ (numero di poli nell'origine), il qualche steady state, che per molti storici si indica con K_p (p per posizioni) $\stackrel{=K_{st}}{=} \lim_{s \rightarrow 0} H(s)$

Per $V=1$, ~~non~~ si può sapere il grado del denominatore di velocità,
 $K_V = \lim_{s \rightarrow 0} sH(s)$ (costante di velocità)

Per $V=2$, K_a , $\lim_{s \rightarrow 0} s^2 H(s)$
 e di accelerazione

3.10.3) Rimbombare all'uso dei teoremi della L-transformata.
 Guardo i vari segni denari, questi non limiti di velocità.
 Vediamo di trovarli! :-)

Dato un sistema con un certo ingesso, voglio calcolare l'uscita
 in regime permanente:

$$U(s) \rightarrow \boxed{H(s)} \rightarrow Y(s) \quad H(s) = \frac{1}{1-s} \quad U(s) = \frac{1}{s}$$

La domanda è: voglio calcolare $\bar{y}$? Qualcuno lo?

Beh, $\bar{y} = \lim_{t \rightarrow \infty} y(t)$

NO! Perché che sistema ha un polo a destra, il sistema non
 ha $\bar{y}$!

3) La risposta in frequenza di sistemi LTI

Li studiamo della risposta in frequenza.

Cosa vogliamo fare? Vogliamo studiare il comportamento di un sistema
 LTI in presenza di una particolare classe di ingressi: gli
 ingressi sinusoidali. Cosa troviamo? Cosa "guadagniamo"?

La prima domanda potrebbe essere: possono di derivare un sistema con
 un particolare ingresso? Ciò non è limitante: dal momento che
 il sistema è lineare, vale la sovrapposizione degli effetti!

Ciò significa che dato un segnale, somma di vari uguali, posso
 pensare di dare in ingresso la somma di uguali, in uscita poter
 sommare la somma di diverse uscite. E allora l'analisi di segnali che
 possono essere sviluppati in serie di Fourier! Allora il comportamento del
 sistema LTI sarà quello! Per questo, questo problema ho risolto!

Ciò che si vuol mettere in evidenza è un risultato molto importante

3.1) Esistenza di una uscita sinusoidale

Teorema: risposta alla sinusoidale in un sistema dinamico LTI

Si supponga che il sistema (A, B, C, D) con fdt $H(s)$, non
 abbia autovalori in $\pm j\omega_0$ e si applichi l'ingresso $\tilde{u}(t)$:

$$\tilde{u}(t) = U \sin(\omega_0 t + \phi), \quad t \geq 0.$$

Allora esiste uno stato iniziale per cui l'uscita è sinusoidale
 e vale

$$\tilde{y}(t) = Y \sin(\omega_0 t + \psi), \quad t \geq 0, \quad \text{dove}$$

Dove:

$$Y = |H(j\omega_0)| U$$

$$\psi = \phi + \arg\{H(j\omega_0)\}$$

Inoltre, se il sistema è asintoticamente stabile, per qualunque
 stato iniziale risulta:

$$\lim_{t \rightarrow \infty} [y(t) - \tilde{y}(t)] = 0$$

Osservazioni:

1) Si trova eccitando un sistema con un ingresso sinusoidale. Esiste

uno stato iniziale per cui l'uscita è IMMEDIATAMENTE sinusoidale, per $t \geq 0$

2) È SINUSOIDALE e con la STESSA pulsanza del segnale eccitante!

Questo è un risultato FONDAMENTALE da applicare!

Si noti che ciò vale INDIPENDENTEMENTE dallo stato iniziale, anche se ciò dipende dallo stato iniziale scelto!

3.2) Definizione di risposta in frequenza

Def: risposta in frequenza
 La funzione complessa $H(j\omega) = C(j\omega I - A)^{-1} B + D$, $\omega \geq 0$,
 è definita per valori non negativi di ω , tali che $j\omega$ non sia un polo di $H(s)$, viene denominata "risposta in frequenza" del sistema (A, B, C, D) .

Formalmente,

$$H(j\omega) = H(s)|_{s=j\omega}$$

Quenzione: $H(-j\omega) = H^*(j\omega)$

Ciò sarà utile nei diagrammi poli, diagrammi di Nyquist.

3.3) Esempio

$U(s) \rightarrow \boxed{H(s)} \rightarrow Y(s)$ $H(s) = \frac{2}{1 + \frac{s}{10}}$

$u(t) = 5 \sin(\omega t)$

Vogliamo trovare la risposta a questo segnale per $\omega = 1, 10, 100$ rad/s.

$y(t) = V \sin(\omega t + \varphi) = |H(j\omega)| V \sin(\omega t + \arg\{H(j\omega)\})$

$\omega = 1: \rightarrow V_0 = 5 \cdot \frac{2}{\sqrt{1 + \frac{1}{100}}} = 5 \cdot \frac{2}{\sqrt{1.01}} \approx 10$

$\omega = 10 \rightarrow \frac{2}{\sqrt{1 + \frac{100}{100}}} = \frac{2}{\sqrt{2}} = \sqrt{2} \quad (0.5)$

$\omega = 100 \rightarrow \sim 0.2 \quad [0.100]$

Per lo spostamento:

$\varphi = \angle H(j\omega) = \arg\{2\} - \arg\{1 + \frac{j\omega}{10}\} = 0 - \arg\{1 + \frac{j\omega}{10}\}$

$\omega = 1 \rightarrow \arg\{1 + \frac{j}{10}\} = -5.7^\circ = -0.0997$

$\omega = 10 \rightarrow \arg\{1 + j\} = -45^\circ = -\frac{\pi}{4}$ $\omega = 100 \rightarrow \arg\{10j\} = -83.7^\circ = -1.464 \text{ rad}$

14/05/03

Oggi vedremo due cose: la rappresentazione grafica della risposta in frequenza. Vedremo diagrammi di Bode, Poli, Nyquist; si presenteranno, parlando di stabilità, il criterio di Nyquist. L'osservazione vertica in ciò.

3.4) Rappresentazioni grafiche della risposta in frequenza

~~3.4.1) Diagrammi di Bode~~

Bisogna capire a che serve dedurre parte del nostro tempo alla risposta in frequenza. Non solo per l'analisi ma soprattutto per il progetto, le tecniche nel dominio del tempo per quanto volute sono molto complesse. Altro in certe punti non si opera, solo una nostra scelta, quale sia la conseguenza nel dominio del tempo. Viceversa le tecniche di analisi e progetto in frequenza sono un po' più complesse, perché sono astratte, ma dopo le tecniche di analisi e progetto sono ben più semplici. In elettronica si ha un "pre" di metodi più ampio.

3.4.1) Diagrammi di Bode

Porteremo di parte dei diagrammi di Bode più alcuni trucchi per la rappresentazione di modulo e fase.

Prima cosa da ricordare: data una $H(s)$ fdt; per $s = j\omega$ trovare una $H(j\omega)$ che è la risposta in frequenza. Portare della forma in costanti di tempo:

Coprolab!

$$H(j\omega) = Kst \frac{\prod_{i=1}^n (1 - \frac{j\omega}{z_i})}{\prod_{k=1}^m (1 - \frac{j\omega}{p_k})}$$

Questa è una funzione di variabile complessa, ed è una funzione che assume valori complessi al variare della frequenza ω . Un numero complesso ha una parte reale e una parte immaginaria (parte reale e parte immaginaria).

Vogliamo estrarre modulo e fase:

$$|H(j\omega)|_{dB} = 20 \log_{10} Kst + 20 \sum_i \log_{10} |1 - \frac{j\omega}{z_i}| - 20 \sum_j \log_{10} |1 - \frac{j\omega}{p_j}|$$

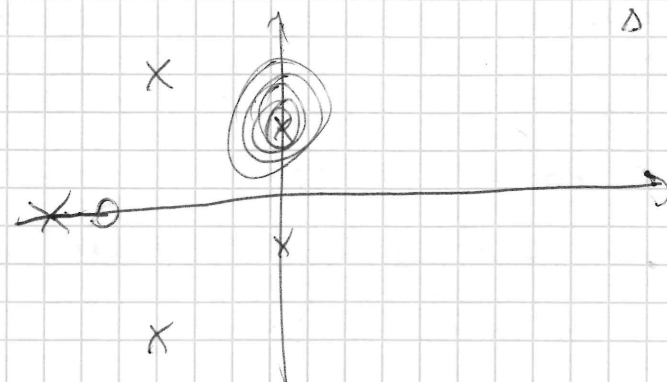
$$\arg\{H(j\omega)\} = \arg\{Kst\} + \sum_i \arg\{1 - \frac{j\omega}{z_i}\} - \sum_j \arg\{1 - \frac{j\omega}{p_j}\}$$

Si separa tutto in due parti, quindi si considerano tutti i singoli contributi a loro.

Cosa significa pensare una funzione di trasferimento e studiare la funzione di trasferimento? Il piano complesso è il dominio della funzione di trasferimento. Si deve immaginare il piano complesso come il dominio a tutta la terza dimensione in cui si muove.

Allora visto che nei poli la funzione va a ∞ . Vediamo le linee di livello:

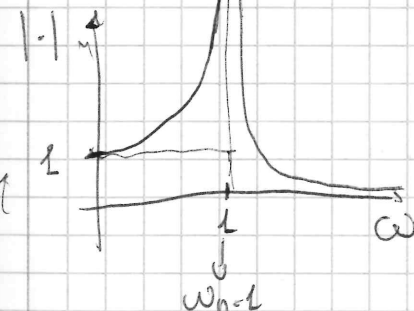
In corrispondenza dei poli si deve immaginare un cerchio che va a ∞ , con linee del tipo $\odot$. Dove c'è



la crescita c'è un "cavo". Qui, in questi punti, il polo va a ∞ . Nella zona, la funzione va in un "annullamento", tende a zero, c'è una buca!

Questa è una rappresentazione del modulo della funzione di trasferimento. La risposta in frequenza è contenuta qui! Ponendo $s = j\omega$, otteniamo, sommando il piano complesso, la risposta in frequenza. Si fa confusione tra la presenza del polo nel piano complesso e la "frequenza di risonanza" che non possono essere in un foglio di carta semplice, legato a questi zeri e questi poli.

Esempio: in presenza di poli immaginari puri, prendiamo la risposta in frequenza: dato $H(s) = \frac{1}{s^2 + 1}$, $H(j\omega) = \frac{1}{-\omega^2 + 1}$, $\omega = \pm 1$



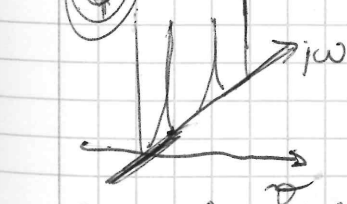
Qui, $\xi = 0$, $\omega_n = 1$.

Qui vedo, che per $\omega \rightarrow 0$, $|H| \rightarrow 1$

Quando $\omega \rightarrow 1$, il modulo tende a ∞ .

Se ci fossero sul piano di polo i poli $\pm j\omega$, il comportamento sarebbe proprio questo!

Taglio col piano $j\omega$, e guardo! Provare con Matlab e cercare di capire!!!



Perché il contributo di uno zero vede con parte reale negativa? Capita simbolicamente Beh, per frequenze inferiori a un certo punto di risonanza, il modulo coincide con il modulo della parte

DISTINGUERE BENE RISPOSTA IN REG. E FDT

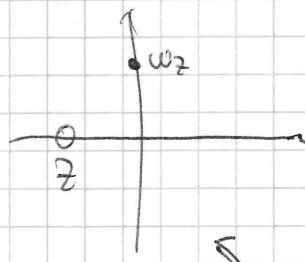
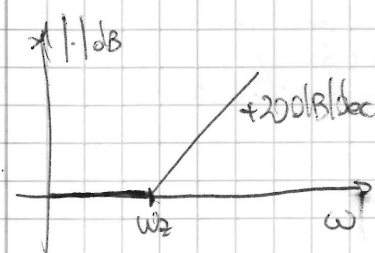
Si suppone che la fdt sia del tipo:

$$H(s) = s + 1 \rightarrow H(j\omega) = 1 + j\omega$$

$$\rightarrow \omega_z = -1 \rightarrow s_z = -1$$

$$\text{pulsore: } \omega_z = \frac{1}{|z|} = 1$$

La pulsore alla quale si vede la volta cambia segno al modulo della res.



Quel che bisogna fare è: dato una zero in un certo punto, perché tagliando e facendo il logaritmo, per $\omega_z = |z|$, si vede quella cosa lì? Beh, è così!

Si vede che per $H(j\omega) = 1 + j\omega$, $|H(j\omega)| = \sqrt{1 + \omega^2}$, e qui CRESCE!

RIFLETTERE, PROVARE, CAPIRE, CHIEDERE!

Ricorda: la fase della res con parte reale negativa ricapota

Caso P. 1.

Se la zero è a parte reale positiva, il sistema è a "fase non minima", ed è generata solo per sistemi con poli a parte reale positiva.

È facile vedere che il contributo della fase è opposto a quello.

N.B.: questa regola si può usare se allora anche l'entità di usare la fase a costanti di tempo, altrimenti si rischia di commettere errori. ~~Usare sempre LTI.~~

2) Polo a parte reale negativa. Ha un contributo opposto rispetto

a quello della fase, che diventa opposto.

Per quanto riguarda i poli complessi coniugati, il modulo dipende dallo smorzamento. (p. 3)

Se i poli si avvicinano all'asse immaginario, lo smorzamento diminuisce fino a diventare zero; il modulo va a ∞ ! Questo, nella RISPOSTA IN FREQUENZA! Ricorda, i poli in una fdt con $\omega \rightarrow \infty$ la risposta in freq. NO, a meno che non ci siano poli nulli in $j\omega$!! CAPIRE! FARE!

La fase idem: per $\xi \rightarrow 0$ si va sempre più velocemente verso 0; per $\xi = 1$ si ha proprio UN GRADINO!

Alcuni suggerimenti per disegnare i diagrammi di Bode.

Noi li disegneremo con HANDB. Dobbiamo però essere in grado di fare dei test, di check su quel che abbiamo fatto, in modo di capire se va bene o no.

1) Dati poli complessi coniugati, $p_{1,2}$:

$$s^2 + 2\xi\omega_n s + \omega_n^2$$

$$\text{A parte da un generico } s^2 + a s + b$$

Dobbiamo identificare subito ω_n e ξ :-)

Immediatamente, ω_n è presto calcolabile! $\omega_n = \sqrt{b}$

$$\text{Dato } 2\xi\omega_n = a, \quad \xi = \frac{a}{2\omega_n} \quad :-)$$

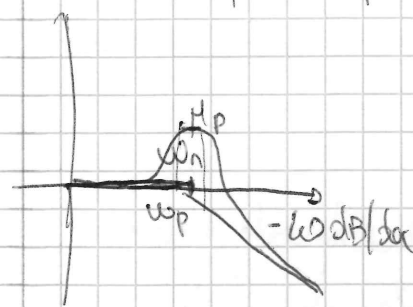
Questi dati son utili per identificare la pulsore di poco:

$$\omega_p = \omega_n \sqrt{1 - \xi^2}$$

$$\text{Il valore del picco, } H_p, \text{ è: } H_p = \frac{1}{2\xi\sqrt{1 - \xi^2}} \quad \text{se } \xi \leq 0.707$$

Ci interessa solo il comportamento a bassa freq.,
spese con. per $H'(s)$. Scrivilo!

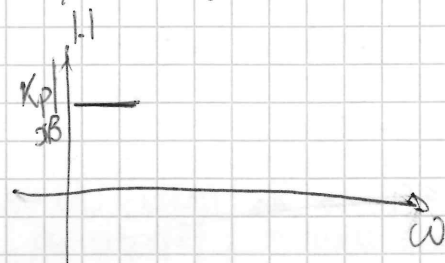
Volendo disegnare la funzione di trasferimento di questa, sappiamo che
 $K_{st} = 1$, quindi per $\omega \rightarrow 0$ si tende a -40 dB/dec !



Volendo si può anche volutarlo al pmo:

NOTA: $K_{st} \neq 1$, ma $\omega \rightarrow 0$ beh!

2) Supponiamo che $H(s) = K_p H'(s)$, $H'(s)$ senza poli nell'origine!
Qual è il bode a bassa frequenza? Beh, se $H'(s)$ non ha poli
nell'origine o quoziente unitario, cioè:
 $\lim_{s \rightarrow 0} H'(s) = 1$

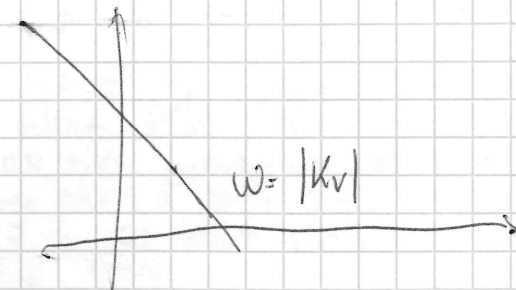


Come sarà il diagramma del modulo?

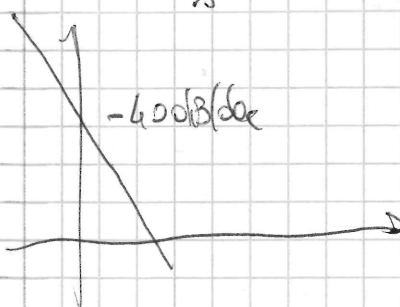
Il guadagno a bassa frequenza sarà costante!

3) Se $H(s) = K_v H'(s)$ (1 polo nell'origine)

Esistono un polo nell'origine di una pendenza di -20 dB/dec ;
si inclinerà l'asse a 0 dB , quindi l'intersezione della retta
con l'asse 0 dB avviene per
 $\omega = |K_v|$!



4) $H(s) = \frac{K_a}{s^2} H'(s)$



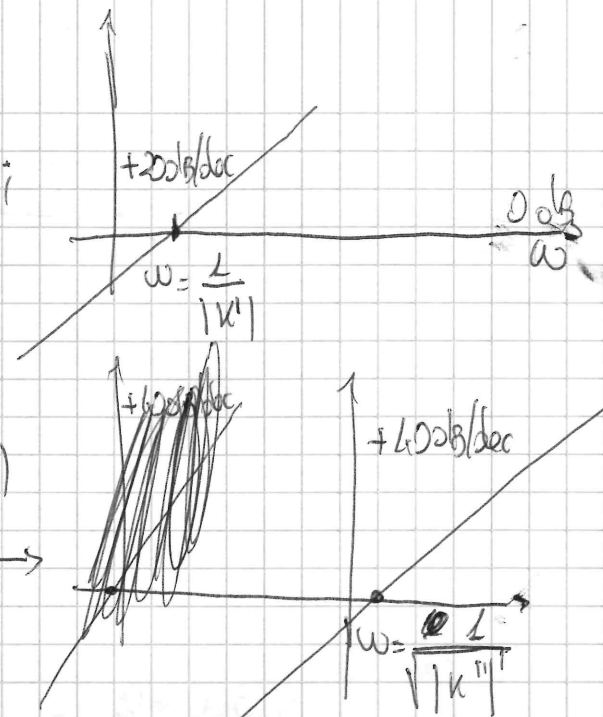
L'intersezione della pto con l'asse 0 dB m

ha un
 $\omega = \sqrt{|K_a|}$

Per particolari zeri nell'anno (ex: sospensioni dell'automobile!)

5) $\gg K' H'(s)$

In questo caso, $K' = \lim_{s \rightarrow 0} \frac{1}{s} H(s)$;
Copia ad:



6) Due zeri nell'origine:

$K'' = \lim_{s \rightarrow 0} \frac{1}{s^2} H(s)$ $H(s) = s^2 K'' H'(s)$

Zinchetto per "torzo il mondo": data la decomposizione per poli,
 $H(s) = K_{st} \frac{(s)^m}{(s)^n}$ ← ordine m
← ordine n

Il comportamento a alta frequenza dipende dal numero di zeri e poli
È facile vedere che:

$$\lim_{\omega \rightarrow \infty} |H(j\omega)| = \frac{|K_{st}|}{\omega^{n-m}}$$

Ad alta frequenza, il modulo della risposta in frequenza si comporta
Come una pto di pendenza $20 \cdot (n-m) \text{ dB/dec}$.

L'intersezione sarà:

$$\omega = \sqrt[n-m]{|K_{st}|}$$



Per quanto riguarda la fase, il tipo del guadagno ottenuto è
Importante: il diagramma della fase si può allora non "vero mole":
è molto distante da quello reale!

ESEMPLI

1) $H(s) = \frac{2 \cdot 10^4 (s+100)}{(s+20)(s+1000)}$ Voglia fare il Bode

$K_{st} = 2 \cdot 10^4$

(*) L'andamento asintotico per la fase prende approssimazione con una retta che va da un quinto della pulsanza di rottura e finisce a 5 volte la pulsanza di rottura. Più PRECISA vuole una decade prima e dopo! :-) BELLO!

Nella forma costante di tempo, questa è:

$$H(s) = 2 \cdot 10^4 \cdot \frac{100s}{20 + 100s} \cdot \frac{(1 + \frac{s}{100})}{(1 + \frac{s}{20})(1 + \frac{s}{1000})}$$

$$\cdot 100 = K_p$$

100 è un K_p : K di posizione (parte non ha ~~zero~~ nell'asse reale)

Come si costruisce questo grafico? Ho un polo a 20 rad/s,

~~CHIEDERCI!~~ ¹⁰⁰ una zero a 100, un polo a 1000; a 5 volte è da ordinare!

(*) Si parte da $20 \log_{10}(K_p) = 40$ dB. Per la fase, si fa che iniziare la curva a ~~una~~ ^{cinque volte} della frequenza pure e a 5 volte di quella di

2) Modifichiamo questa funzione:

$$H(s) = 2 \cdot 10^4 \cdot \frac{(s+100)}{(s-20)(s+1000)}$$

$$\rightarrow H(s) = -100 \cdot \frac{1 + \frac{s}{100}}{(1 - \frac{s}{20})(1 + \frac{s}{1000})}$$

Il guadagno statico è negativo.

Le singolarità sui reali hanno $(1 - \frac{s}{20})$, che fa parte vede positiva.

Quel che capita è che il polo a parte vede parte sarà uno sfasamento da "0" a "+90°". La fase CAMBIA!

3.4.2) Diagrammi polari e diagrammi di Nyquist

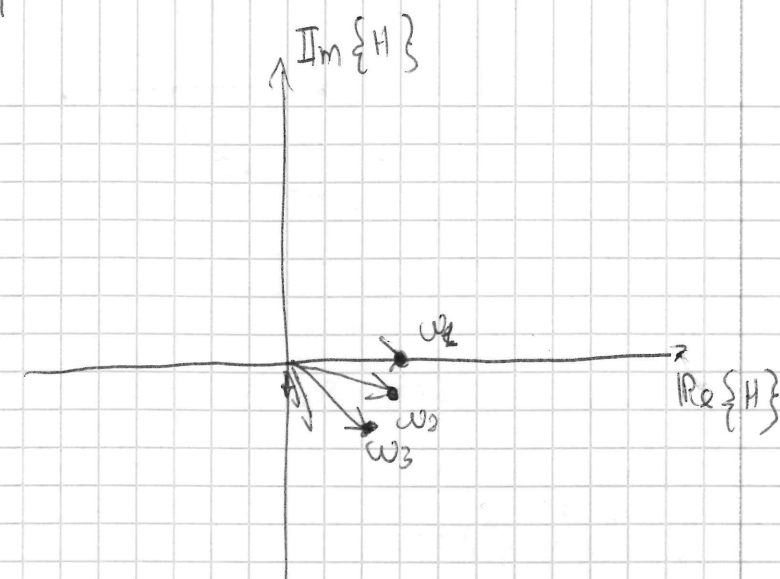
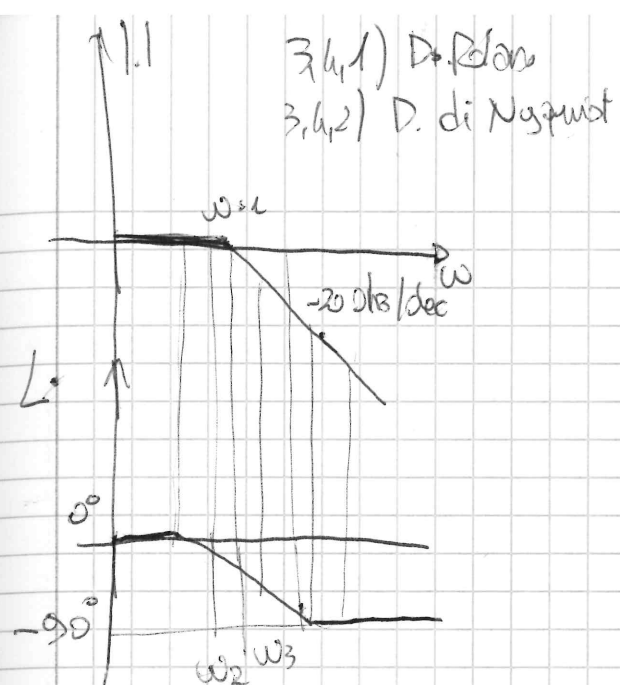
Diagrammi polari: data ad esempio:

$$H(s) = \frac{1}{1+s}$$

La risposta in frequenza è:

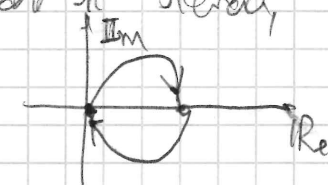
$$H(j\omega) = \frac{1}{1+j\omega}$$

Bisogna disegnare prima di tutto dei diagrammi qualitativi di Bode



Supponiamo di calcolare dei valori di modulo e fase su di un piano DEI VALORI DELLA FUNZIONE. A ~~la~~ frequenza bassa, il vettore con modulo unitario e fase 0, è $(0;1) \cdot 1e^{j0}$

A ω_2 avremo un vettore con lo stesso modulo, e una fase leggermente negativa! A ω_3 la fase sarà scesa di 45°, il modulo costante. Per i valori ancora più alti, il modulo si avvicina a zero, la fase si stabilizza a -90°, ecc.

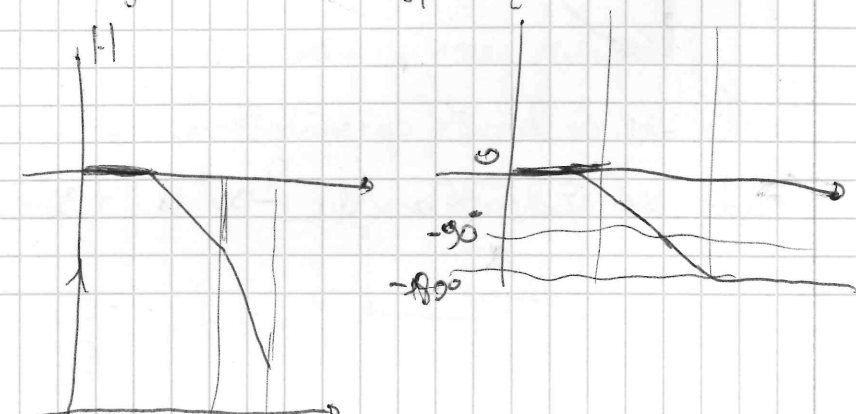


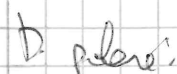
Includendo le parti dei vettori, brava una curva di questo tipo: il diagramma polare della risposta in frequenza per le ω positive! Data la risposta in frequenza positiva, la negativa è conosciuta, solo simmetrizzata rispetto all'asse reale.

Questo diagramma completo su delle pulsanze positive ma di quelle negative è detto "diagramma di Nyquist".

Esempi

$$1) H(s) = \frac{1}{(1+s)(1+s/2)}$$

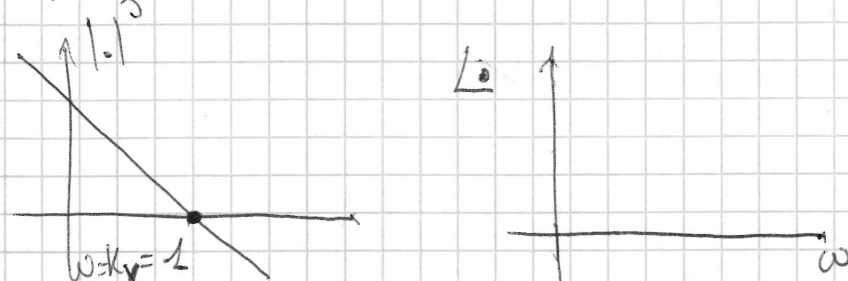




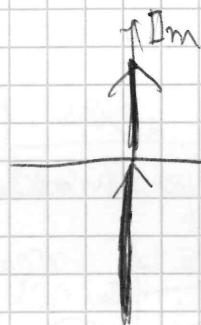
Però questo lo fa Nathan, ma meglio come!

2) Stromspannungskurve: Polarisationskurve

$$H(s) = \frac{1}{s}$$



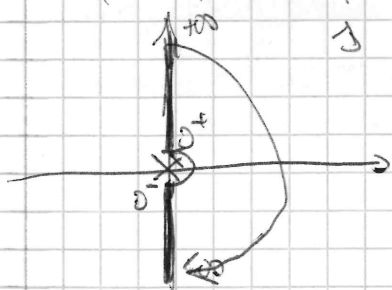
Phoro:



il Nyquist, con le ω negative,
è il duale, con la
frecce in su!

PROBLEMA: il Nyquist deve essere una curva chiusa (cosa non fatta precedentemente!) SEMPRE

Quando da $H(s)$ passano a $H(j\omega)$, per calcolare la risposta in frequenza, del piano $s = \sigma + j\omega$, fanno una cosa di questo tipo:



Fronds greenish SOLO color silvery magenta.

Col polt nell'acqua il risultato $\cos \alpha \cos \beta$.

ma anche il ruolo della scuola in futuro.

Quella che si fa è "guerra" attenta, con un buon piede a mano.

Quanto per φ che varia da -90° a $+90^\circ$: $s = 7e^{j\varphi}$, da -90° a $+90^\circ$

Con 2 poli, $\frac{L}{r_{\text{eff}}}$! PER QUESTO, 2 crf.!

Ma $H(s) = \frac{L}{s} = \frac{L}{e^{j0}}$, $= Re^{j\varphi}$, $\varphi = -0$.

Questi sono i colori della luce

Quanto la vuole imperterbo fa questo stesso, l'inflessione lo
monca è quella di cui va da 0° a 90° . Drebbe
fare meno giro attorno! H(s) più in mare con un modulo
molto grande, e fa un solo giro, da $+90^\circ$ a -90° , e con
CITUNDE LA CURVA! Cite. di $\tau \rightarrow \infty$ volta come limite della
caratteristica di raggio infinito.

Con poli dell'asse ^{orig}, la curva di Nyquist va fatta con tante semicirconferenze quanti sono i poli nell'asse, partendo da 0^- e andando a 0^+ , poi con la circ. di raggio infinito da $+90^\circ$ si salta da $+90^\circ$ a -90° , ~~con~~ completando la circonferenza.

3,3) Il criterio di Nyquist per lo studio della stabilità di sistemi retroazionati

Sul piano della variabile $s = \sigma + j\omega$, il piano indicato per anni (in presenza di diversi poli sull'asse immaginario; questo processo completato in questo modo, con la semicirca di segno unitario (il tutto si deve pensare di Nyquist), ottengo tutto il semipiano destro esclusi poli immaginari ("indivisibili" i unitari nel caso delle).

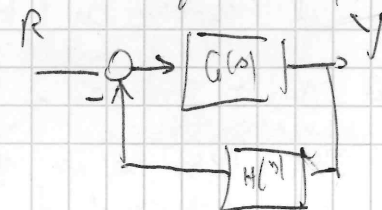
Questo è il piano di Nyquist.



Primo di fornire al cliente, sistemi ingegneristici a una soluzione:
i sistemi di controllo che analizzano e decidono o propongono, in
alcune situazioni a questo:

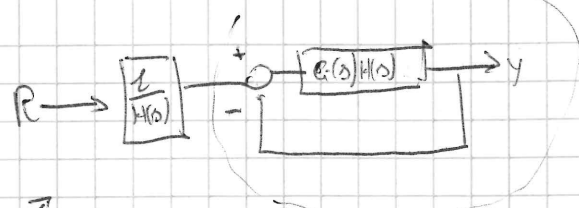
$$R \xrightarrow{\quad} \boxed{f(\omega)} \xrightarrow{\quad} Y$$

$$G_{\text{reg}}(s) = \frac{G(s)}{1 + G(s)H(s)}$$



Si può dire che:

$$G_{eq}(s) = \frac{1}{H(s)} \cdot \frac{G(s)H(s)}{1+G(s)H(s)}$$



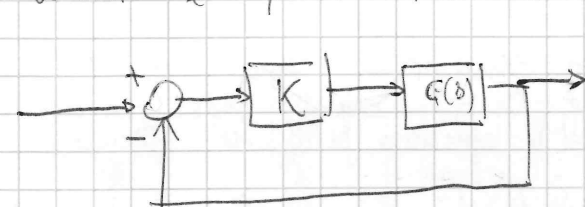
Ci occorre una nuova grafica all'interno: uso di un sistema di controllo con retroazione unitaria.

Lo studio della stabilità esterna in questo sistema si fa studiando i poli della funzione di trasferimento. I poli in se vedici di $1+G(s)H(s)$. Si può esprimere un fatto, quello che non lo fa cancellare di H , non a posto.

Vediamo che $H(s)$ spesso è una costante, quindi non influenza molto. Rimane studiare la stabilità del sistema a retroazione unitaria.

Due sono gli ingredienti per la ricetta del criterio di Nyquist:

- npa : numero di poli di $G_0 = G(s)H(s)$ [funzione di anello] con parte reale positiva
- npr : numero di poli di G_{eq} con parte reale positiva
- Dato il percorso di Nyquist
- Introdotto il "punto critico" con riferimento alla struttura di controllo



$$P.C. = \mp \frac{1}{K}$$

DOMANDA FONDAMENTALE:

K è un coefficiente. Si chiede se si può fare lo studio di stabilità al variare di K? Esiste un qualche controllo da usare a stabilizzare il sistema? (poi ci preoccupiamo anche di altro).

- N indica il "numero di rotazioni" comprese dal diagramma di Nyquist intorno al punto critico. Per noi, $N > 0$ se le rotazioni sono in senso orario, $N < 0$ se in senso antiorario.
- Dato il diagramma di Nyquist di $G_0(s)$

N.B: se il d. di Nyquist passa per il punto critico, allora si dice che N "non è ben definito". Ciò significa che c'è un passaggio da una situazione di stab. esterna a una di instab. esterna. Ciò capita se la fdt presenta dei poli sull'asse immaginario, o sui punti di passaggio da stab. a instab.

Teorema (parag. della fase di Cauchy)

Se N ben definito. Il numero di poli di G_{eq} con parte reale positiva è dato da: $npr = npa + N$

Il cr. Nyquist ha detto così:

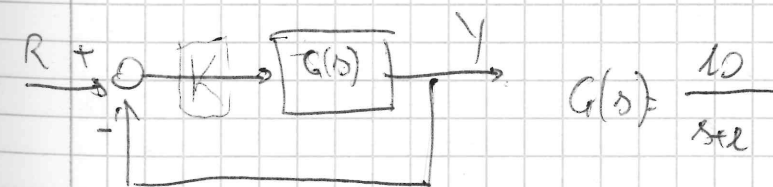
Teorema (criterio di Nyquist): se N ben definito, il sistema retroazionato (in figura) è stabile esternamente se e solo se

$$npr = 0$$

Ciò se $N = -npa$

Esempio

Dato il seguente sistema:



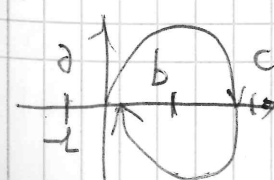
$$G(s) = \frac{10}{s+2}$$

Applichiamo Nyquist: G_0 non ha poli instabili! $G_0 = G$!

$$npa = 0!$$

Il punto critico in questo caso è $\mp \frac{1}{K}$. C'è un variabile K, quindi vale 1! Allora verso negativo, quindi $-\frac{1}{K} = -1 = P.C.$

Proviamo a disegnare il diagramma di Nyquist:



$N = 0$, poli non ci sono! otteno il punto critico! $N = npa$! $npr = 0$! → IL SISTEMA È ESTERNAMENTE STABILE!

Aggiungendo $\frac{1}{K}$, npr non cambia, k però $\rightarrow \infty$, il punto $\rightarrow$
 $\bar{e} = -\frac{1}{K}$

λ non in $\frac{1}{K}$ $\rightarrow$ vuol dire che $-\frac{1}{K} > 0$, quindi:

a) $-\frac{1}{K} > 0$

$\rightarrow$ il sistema è stabile! $N=0$, npr=0, stabile!

b) $0 < -\frac{1}{K} < 10$

In questo caso, $N=1$; npr=1 $\rightarrow$ No! 1 polo con parte reale
 positiva!

c) $-\frac{1}{K} > 10$, $N=0$, npr=0 $\rightarrow$ sys stabile.

20/05/09

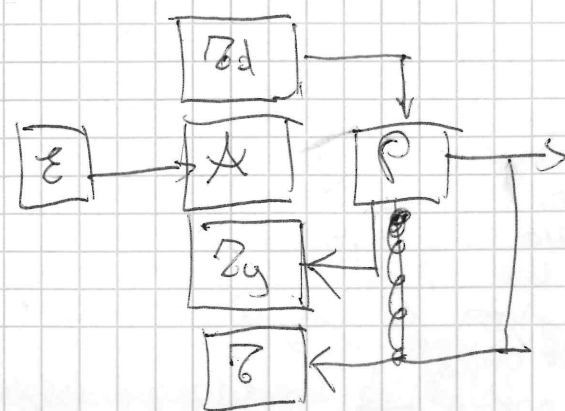
Stipiamo 4° capitolo

4) Le caratteristiche dei sistemi di controllo retroazionati con
 un ingresso e una uscita (SISO)

Abbiamo finora fatto un valano di alcuni strumenti utili,
 quindi siamo arrivati alla stabilità! Allora parliamo del criterio
 di Nyquist

Questo capitolo entro nel cuore del corso, e sarà la base per poi
 affrontare il problema del progetto del controllore

4.1) Una struttura di sistema di controllo

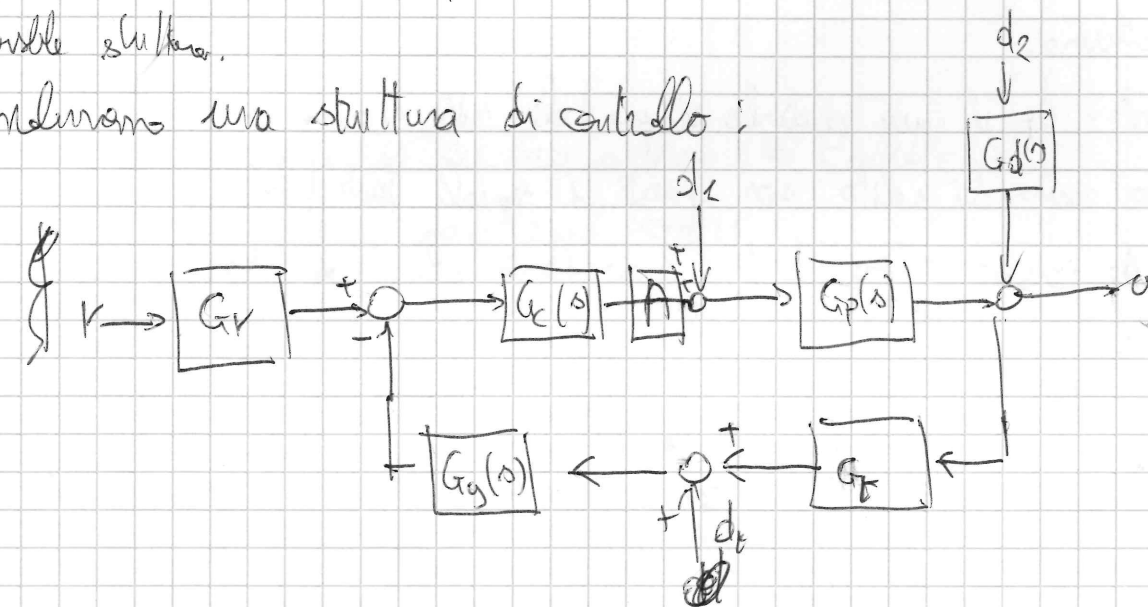


Questa è la struttura
 generale usata a tutto
 corso.

Raccolte queste informazioni e quella sull'uscita desiderata, si decide
 quale deve essere la legge del controllore in maniera automatica. Di
 solito è un segnale a bassa potenza, dunque si usa un amplificatore
 o amplificatore "A".

Questa è la struttura generale di controllo. Noi ci occupiamo
 di una struttura particolare. Si vuole che l'uscita (che è ad
 alta potenza) non si muovano, si stiano! Il dev. da una
 possibile struttura.

Analizziamo una struttura di controllo:



$G_p(s)$ indica la fdt dell'impianto, normalmente dato. $G_d(s)$
 tiene conto del legame tra i disturbi e l'uscita. d_2 è un disturbo
 additivo sull'attuatore A. G_c , G_y , G_r sono blocchi da
 progettare. G_c è il cuore del controllo e va progettato.
 G_r è la fdt di un trasduttore, di solito non va progettato.
 In questo caso non apparteniamo temologia, ma solo metodologia.
 Noi impareremo a scegliere, a controllare solo G_c e altri. G_r è una
 funzione a volte statica, a volte dinamica. Si fa in modo
 da avere una dinamica ampia, si fa in modo da
 controllare coseno, seno negativi poli e zeri ad alta frequenza.
 I den l'attuatore.

G_y e G_r servono per gestire il rapporto di scala in tempo pervenire, il guadagno osservato, se il sistema di controllo.

Nomenclature si userà solo G_y ; tuttavia G_r sarà presente funzionalmente in alcuni sistemi, in questi casi G_r è detto "trasduttore del riferimento".

Abbiamo imparato che la "g" VA MISURATA. Il riferimento "2" è "l'uscita desiderata", il ruolo che il sistema di controllo deve riprendere.

Disturbi: d_t è un disturbo sinusoidale nel ramo di reazione; in questo ramo di solito son questi i segnali perturbatori.

d_1 e d_2 possono essere di tipo miscele o planare. Nel caso di A , un disturbo può avere un effetto, una deriva nel tempo di tipo lineare (tempo); questi sono segnali polinomiali.

Per fissare qualche idea cerchiamo di stabilire: per convenzione di un'entenza pubblica, ci sono sistemi di ingegneria con dei motori di tipo elettrico o pneumatico.

Supponendo di avere di elettricità, l'impianto è l'antenna che muove; l'antenna si muove con dei motori ELETTRICI. Di fatto questo motore è l'attuatore, l'antenna è G_p ; ~~il motore~~ ^{con} ingegneria c'è un portatore, che si muove come trasduttore

di prime angolari. Come si fa a dare "potenza" in quell'angolo?

Beh, la "corrente" di controllo è un trasduttore di riferimento,

G_r , G_c e G_y sono da progettare. // l'antenna avrà inerzia, avrà un attimo inerzia al movimento, ecc. Il motore va a muovere l'antenna; l'informazione la mandiamo verso il K ,

in cui arriva anche l'informazione sul riferimento. Si costruisce l'errore, si prende, e si usa con informazione per corrigerlo, muovendo il motore. Abbiamo introdotto il ramo di controllo "verso". Lo si può modellizzare con un blocco a blocchi molto allo stesso punto.

Abbiamo imparato a progettare il controllore K

G_y di solito sarà statico, ma potrebbe anche essere dinamico, per filtrare via del rumore.

5 requisiti fondamentali di un sistema di controllo sono:

- Stabilità: un sistema deve essere STABILE
- Fedeltà di risposta: un ~~se~~ ^{sistema} deve riprendere l'uscita desiderata nella maniera più fedele possibile, sia in regime permanente sia nel transitorio.
- Essere capaci di attenuare i disturbi addizionali: d_1, d_2, d_t ; addizionali, può esserci un'altra classe di disturbi (rejection)?
- Attenuare il più possibile disturbi PARAMETRICI, comunque non desiderato di segnali del nostro sistema di controllo.

Esempio

A partire da ciò che è stato visto prima, facciamo un esempio. Supponiamo che $A=1$, $G_r=1$, $G_d=1$, $G_c=K_c \rightarrow$ un guadagno, $d_1=0$, $d_t=0$, c'è solo d_2 ; $G_y \cdot G_r = \frac{1}{K_d}$, dove questo K_d è chiamato anche "coefficiente di proporzionalità" ^{pendenza} "la pendenza e usata".

Vogliamo scrivere il contributo sull'uscita quando esprimiamo i due modi: il riferimento e d_2 .

2 è da ripulire, da la ottenero.

Si può sommare gli effetti per linearità;

$$Y(s) = G_{ry}(s) \cdot R(s) + G_{dy}(s) \cdot D(s)$$

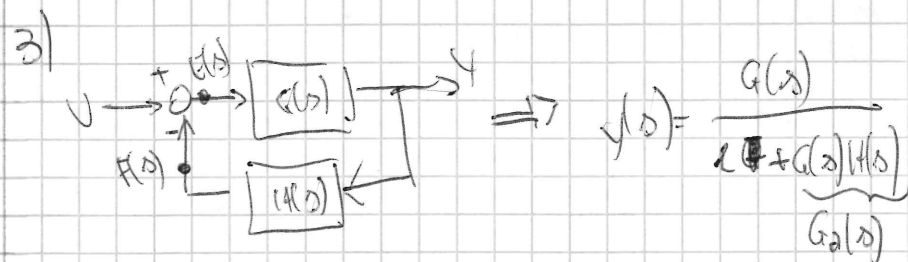
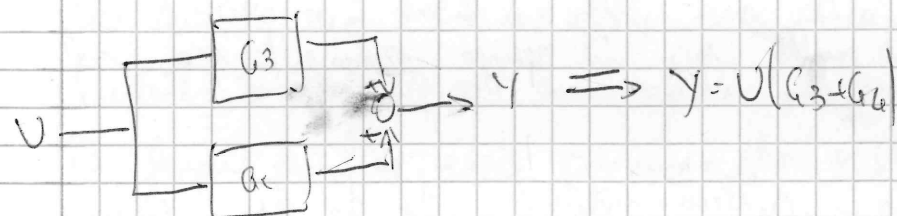
Avrò due contributi: l'uscita è il contributo di riferimento, quello.

La fdt tra 2 e y è già nota; ripulendo dalle variabili.

1) Quando ho blocchi in serie, il sistema è equivalente a un unico blocco in serie, dove la funzione equivalente è il prodotto delle due fdt.



2) Quando ho due blocchi in parallelo:



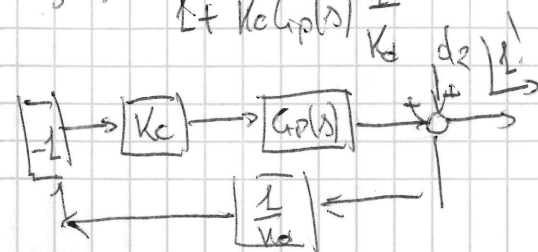
$$G_d(s) = \frac{H(s)}{1 + G(s)}$$

Ora, abbiamo da applicare le regole:

$$G_{ry}(s) = \frac{K_c G_p(s)}{1 + K_c G_p(s)}$$

$$G_{dy}(s) = \frac{1}{1 - (-1) \cdot \frac{1}{K_d} \cdot K_c G_p(s)}$$

integrazione positiva!



$$Y(s) = \frac{K_c G_p(s)}{1 + K_c G_p(s)} \frac{1}{K_d} + \frac{1}{1 + \frac{K_c}{K_d} G_p(s)} D(s)$$

Cosa: stiamo facendo come un integratore, se un sistema di controllo.

Cosa può fare? Rendiamo K_c e portiamo a mandare a ∞ questo espediente:

$$\lim_{K_c \rightarrow \infty} Y(s) = K_d \cdot R(s) + 0$$

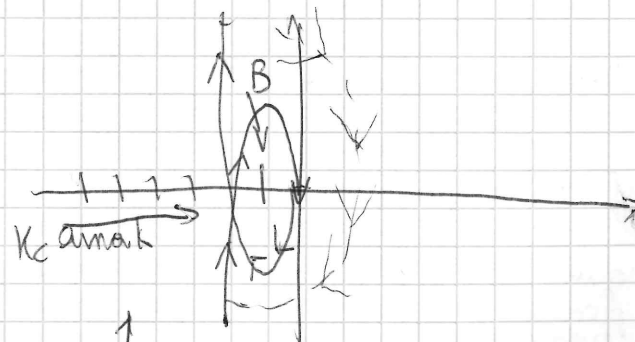
Se facciamo crescere il guadagno, l'uscita è proporzionale al riferimento! Si ha $R(s)$ per un K_d ! Si è eliminato il rumore! Reitero del rumore e fedeltà!

Rendere K_c a ∞ è irrealizzabile? Beh K_c per intervenire è parente con il K dello schema a blocchi, per Nyquist

In un sistema elettronico si ha guai di sto tipo:

$$G(s) = \frac{K_v}{s(1 + \frac{s}{p_m}) (1 + \frac{s}{p_r})}$$

polo zero polo zero



Il disegno più di sta cosa è questo

Il punto critico è

$$C_p = -\frac{1}{K_c}$$

se la parte è negativa!

$n_a = 0$; $N = 0$ evento esterno $\rightarrow n_p = 0$!

Se si esagera col guadagno, $K_c \rightarrow \infty$, C_p finisce al "condotto"! $n_a = 0$, $N = 0$! Sulla carta il sistema è fedele, HA instabilità per il criterio di Nyquist.

"Non si può avere la botte piena o la moglie ubriaca!"
 troppo guadagno rende instabile!

In generale, riducendo il guadagno si diventa lusingati!

~~HA, si esagerano col guadagno~~

Contra l' "interna", la corrente del segnale, le uscite dei disturbi convergono! Il controllo regola di conseguenza!

4.2) La stabilità nei sistemi di controllo con retroazione. Alcuni paradi di qualità caratteristiche dei sistemi di controllo.

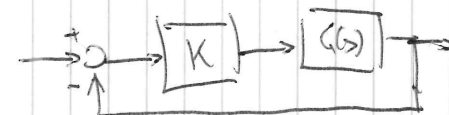
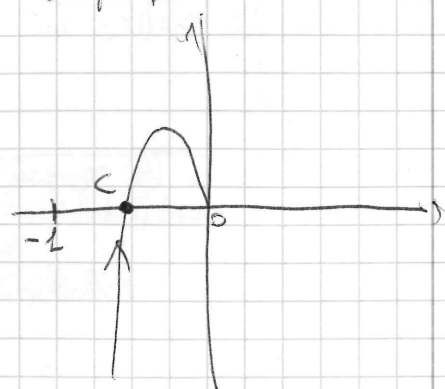
Il problema in questo paradi sarà: non è sufficiente parlare di stabilità, chiedere che un sistema sia stabile. Oltre ad essere la stabilità si chiede anche che vi sia un certo "grado" di stabilità: "stabilità relativa", "quanto" il sistema è stabile.

Si tratta di problemi di robustezza: o si cambia certi parametri, o si vuole che il sistema diventi instabile. Bisogna che il sistema sia lontano dall'essere instabile.

Margine di guadagno

Il margine di guadagno è l'estremo superiore dei fattori moltiplicativi della funzione $G(s)$ (quello col "K" in esatta) che il sistema retroazionato può tollerare senza perdere la proprietà di stabilità esterna.

Speriamo di avere un d. polo di questo tipo:



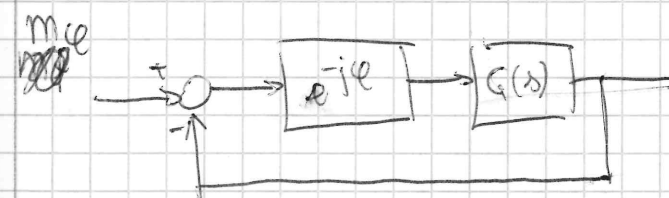
Se il punto critico è -1, se cambia il guadagno, mendo lo il punto critico cambia; ma non solo: fissando il punto critico e cambiando il guadagno, cambia il $\frac{1}{G(s)}$ della funzione. Qual è il più grande dei fattori moltiplicativi, prima che il sistema rimanga ancora stabile?

$$K \cdot C = -1 \rightarrow K = \left| -\frac{1}{C} \right|$$

tanto più è grande $\frac{1}{C}$, il rapporto tra 0 e C , tanto più stabile sarà il sistema. Più siamo lontani da -1 e meglio è.

Margine di fase

Si considera questa situazione:



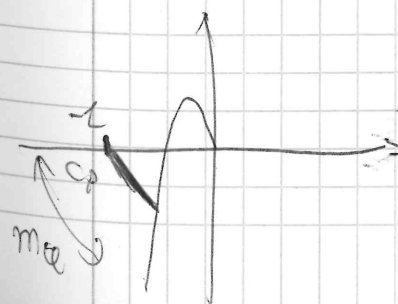
Il margine di fase è il massimo ritardo di fase della funzione $G(s)$ che il sistema retroazionato può tollerare senza perdere la proprietà di stabilità esterna.

Questa volta, al verso di τ , si introduce un ritardo di fase A NODULO COSTANTE.

Qual è il max ritardo di fase tollerabile prima di perdere la stabilità?

Ora ciò che cambia sarà la fase!

Si interseca il d. di Nyquist con la circonferenza di raggio unitario.

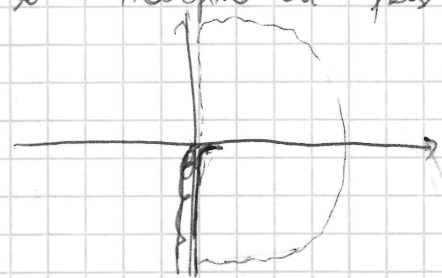


Impostando questo modo, il sistema diventa instabile perché il ~~plot~~ diagramma resta fino a far raggiungere il punto critico. Questo me per cui capita che è il "margine di fase".

Esempio:

$$G(s) = \frac{100}{s(s+5)(s+10)}$$

Nyquist



FAR CON MATLAB! 0-)

Comando "margin()" fa calcolare i margini di modulo e fase

Sui diagrammi di Bode si possono leggere e interpretare: m. di guadagno, e, preso il punto in cui la fase è -180° , si guarda per quale f. la fase vale 180° , e si vede il separato che mostra tale per cui il modulo vale a 0 dB. Il m. di fase si guarda per quella linea in cui il modulo vale 1 (circa -3 dB - raggiointorno), si vede la distanza di f. da -180° , e quello è il margine di fase.

Si deve studiare la distanza delle frequenze del polo "1".

CAPICE!