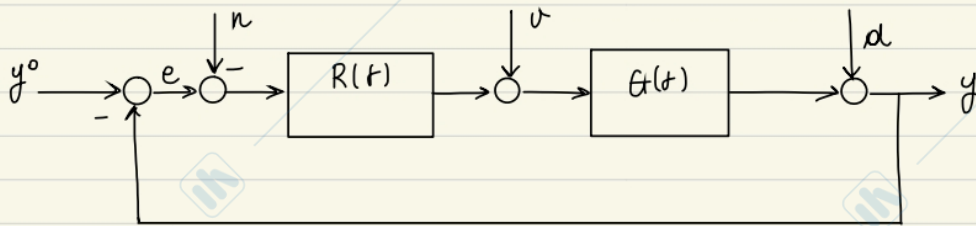


Esercizio 1



Si consideri il sistema retroazionato in figura, dove

$$G(s) = \frac{10(1+0.02s)}{1+20s} \quad P=0 \quad M_L=0$$

(1) Progettare $R(s)$ in modo che:

- (a) $|e_{\infty y^0}| = 0$ per $y^0(t) = t \cos t$
- (b) $|e_{\infty d}| \leq 0.1$ per $d(t) = \sin(\bar{\omega}t)$ con $\bar{\omega} \in [0.05, 1]$ rad/s
- (c) $\omega_c \geq 10$ rad/s
- (d) $\phi_{m} \geq 60^\circ$

SPECIFICHE STATICHE

SPECIFICHE DINAMICHE

(2) Dire quanto vale l'ampiezza a regime di $y(t)$ quando $y^0(t) = 2 + 10 \sin t + 5 \sin(100t)$

(1) Per trovare un regolatore $R(s)$ che permetta di soddisfare le specifiche (a)-(d) definiremo $R(s)$ come:

$$R(s) = R_1(s) R_2(s)$$

dove

- $R_1(s)$ è utilizzato per soddisfare le specifiche statiche (progetto statico)
- $R_2(s)$ è utilizzato per soddisfare le specifiche dinamiche e per la stabilizzazione in anello chiuso (progetto dinamico e stabilizzazione)

Cominciamo con il progetto statico, considerando $R_1(s) = \frac{M_R}{f_{gR}}$. Si noti che questa parte del regolatore va ad agire sul guadagno di $L(s)$ e sul numero di poli in zero.

Sulla base di questa scelta si ricorda che $R_2(s)$ sarà:

- di tipo 0
- a guadagno unitario ($R_2(0) = 1$)

Assumendo che $R(s)$ ha progettato correttamente, in modo tale da stabilizzare il sistema si noti che:

$$L(s) = R(s)G(s) = \frac{M_R}{f_{gR}} R_2(s) \frac{10(1+0.02s)}{1+20s} \xrightarrow{s \rightarrow 0} L(0) \rightarrow \frac{M_R 10}{f_{gR}} = \frac{M_L}{f_{gR}}$$

sempre nell'ipotesi che $R(s)$ stabilizzi il sistema retroazionato potremmo quindi applicare il teorema del valore finale per trovare $e_{\infty y^0}$.

$$TVF \quad e_{\infty y^0} = \lim_{t \rightarrow \infty} s E y^0(t) = \lim_{s \rightarrow 0} s \cdot f(s) \frac{1}{s} = \lim_{s \rightarrow 0} \frac{1}{1+L(s)} \approx \lim_{s \rightarrow 0} \frac{f_{gR}}{f_{gR} + M_L}$$

La specificità $|e_{\infty}| = 0$ (a) è quindi verificata se e solo se $g_R \geq 1$.

Per capire le condizioni che devono essere verificate per soddisfare la condizione (b), applichiamo il teorema della risposta in frequenza, sempre nell'ipotesi che $R(t)$ ha progettato in modo tale da stabilizzare il sistema retroazionato.

sempre nell'ipotesi che il sist. retroaz. sia poi as. stab.

$\rightarrow E_d(t) = -d(t)D(t)$

si ottiene con: $|e_{\infty}| = \left| \frac{1}{1+L(j\bar{\omega})} \right|$, $\bar{\omega} \in [0.05, 1] \text{ rad/s}$

ampiezza della sinusoide

$d(t)$, considerando che $d(t) = \sin(\bar{\omega}t)$

$e_{\infty}(t) = |S(j\bar{\omega})| \sin(\bar{\omega}t + \angle S(j\bar{\omega}))$

sapendo che $\omega_c \geq 10 \text{ rad/s}$ (specificità (c)) notiamo che $\bar{\omega} \ll \omega_c$ e quindi, dato che

$|f(j\omega)| = \begin{cases} |L(j\omega)|^{-1} & \omega \ll \omega_c \\ 1 & \omega \gg \omega_c \end{cases}$

Prendiamo questa } Per sapere qual è appross. prendere guardiamo la specificità (c)

Allora $|e_{\infty}| \approx |L(j\bar{\omega})|^{-1}$.

Dalla specificità (b) sappiamo che $|e_{\infty}| \leq 0.1$ e quindi:

troviamo una cond. su L

$|L(j\bar{\omega})|^{-1} \leq 0.1 \rightarrow |L(j\bar{\omega})| \geq 10$

Convertendo la relazione in decibel otteniamo infine: $|L(j\bar{\omega})|_{dB} \geq 20 \text{ dB}$, $\bar{\omega} \in [0.05, 1] \text{ rad/s}$

ci noti che abbiamo ottenuto un vincolo sul progetto analitico imponendo il comportamento a regime (statico) desiderato.

$P_i(s) = \frac{M_R}{s} \rightarrow M_R = 1$

With i risultati ottenuti possiamo imporre: $R_1(t) = \frac{1}{t}$ (con che $g_R \geq 1$)

Procediamo quindi al progetto di $R_2(t)$ utilizzando la rinteri per tentativi. Prima di fare questo analizziamo però $L_1(t) = R_1(t)G(t)$ (corrisponde ad $L(t)$ se $R_2(t) = 1$)

$L_1(t) = \frac{10(1+0.02t)}{t(1+20t)}$

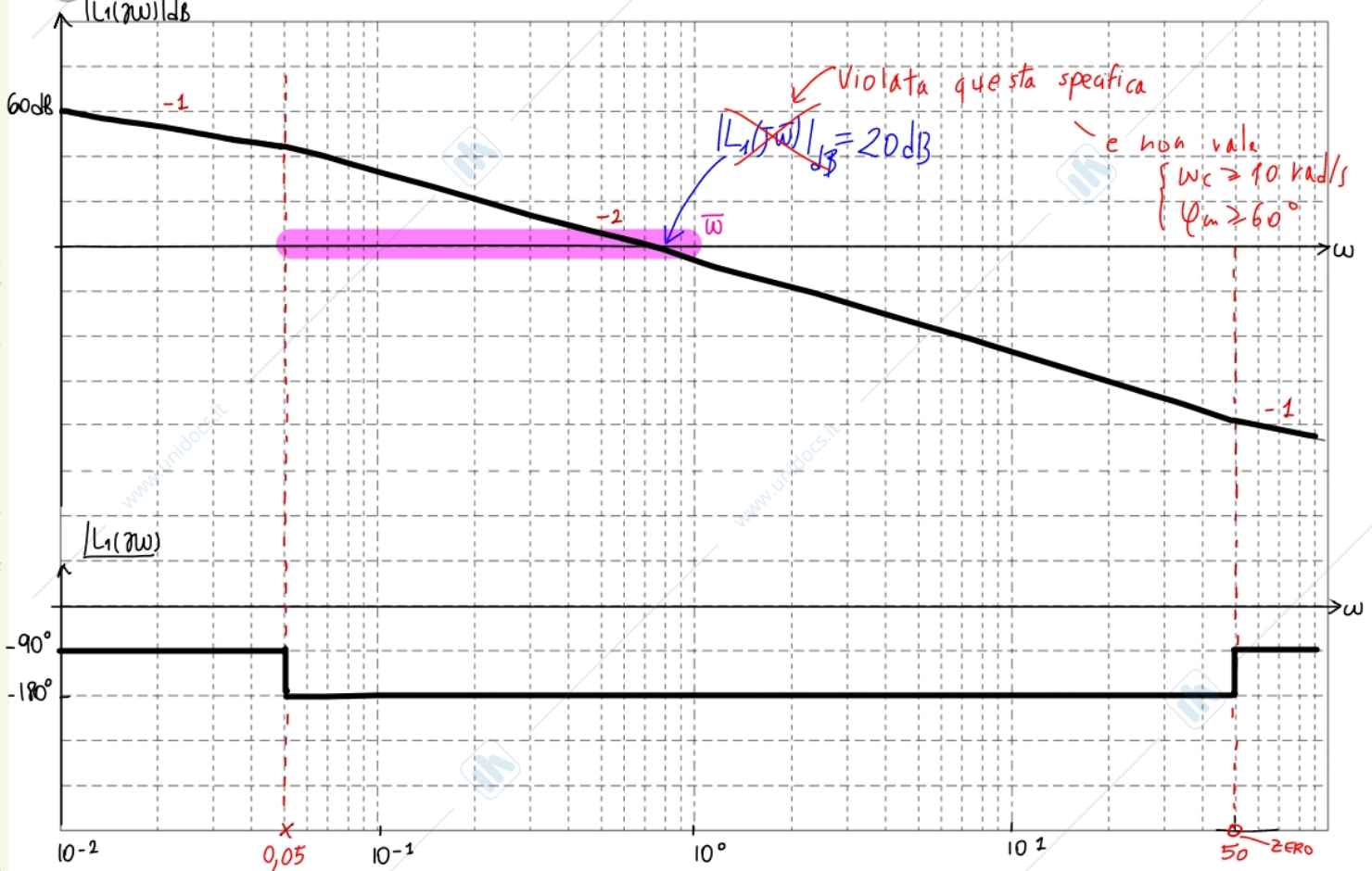
La funzione di trasferimento:

- è di tipo $g=1$
- ha guadagno generalizzato $M_0 = 10$
- ha un polo in $p = -0.05$ (stabile)
- ha uno zero in $z = -50$ (stabile)

Tracciando il diagramma di Bode a partire da $\omega = 10^{-2} \text{ rad/s}$ si ha:

$|L_1(j10^{-2})|_{dB} \approx 20 \log |10| - 20 \log |10^{-2}| = 20 + 40 = 60 \text{ dB}$

SCELTA ARBITRARIA



Si nota quindi che:

- $\omega_c \approx 0.7 \text{ rad/s}$
 - $\varphi_m > 0^\circ$ (mi aspetto che $L_1(j\omega_c)$ sia leggermente sopra 0°)
 - $|L_1(j\omega)|_{dB} \in [-5, 45] \text{ dB}$ (in prima approssimazione)
- non si verificano le altre specifiche.

ma se scegliamo $L(s)$ in questo modo

devo progettare $R(s)$ tale che $L(s) = \frac{10}{s}$ allora avrei una funzione di trasferimento tale che:

Verifica
a-b-c-d

$$|L(j\omega_c)| = 1 \rightarrow \left| \frac{10}{j\omega_c} \right| = 1 \Rightarrow \omega_c = 10 \text{ rad/s} \text{ (verifico (c))}$$

$$\begin{cases} |L(j0.05)| = \left| \frac{10}{j0.05} \right| = 200 \geq 10 \\ |L(j1)| = \left| \frac{10}{j1} \right| = 10 \geq 10 \end{cases} \rightarrow \text{verificando la condizione derivata da (b)}$$

Inoltre dato che $\angle L(j\omega) = -90^\circ \forall \omega$, il margine di fase $\varphi_m \geq 60^\circ$ verificando (d)

$$\angle L(j\omega) = \angle 10 - \angle j\omega = -90^\circ$$

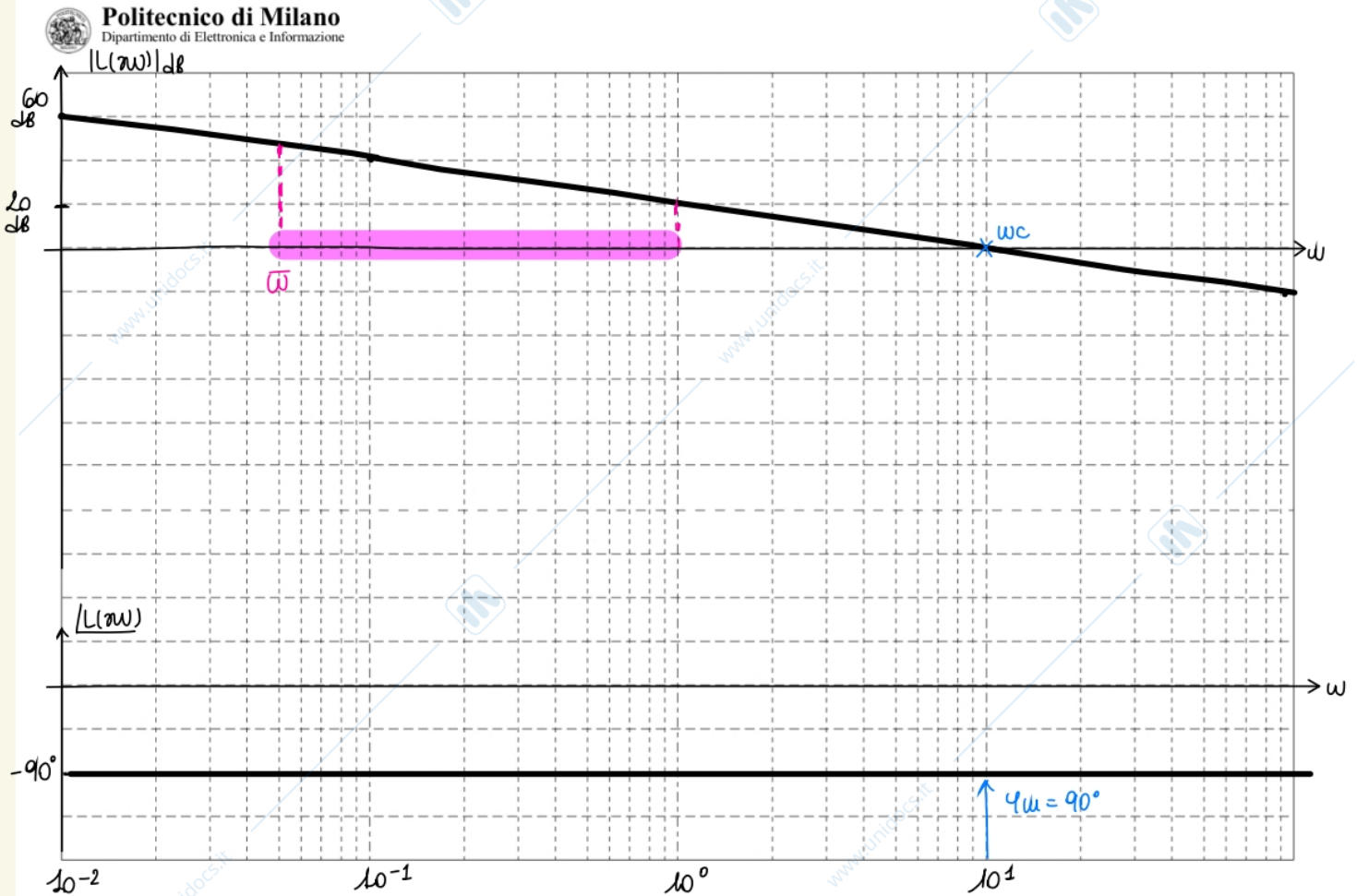
→ Il nostro obiettivo diventa quindi scegliere $R_2(s)$ tale che: Vogliamo $L(s) = \frac{10}{s}$ $L_1(s) = \frac{G(s)}{s}$

$$L = L_1 R_2 \leftarrow R_2 = \frac{L}{L_1}$$

$$U(t) = R_1(t)R_2(t)G(t) = \frac{10}{t}$$

$$\rightarrow R_2(t) \frac{10(1+0.02t)}{t(1+20t)} = \frac{10}{t} \Rightarrow R_2(t) = \frac{10}{t} \frac{t(1+20t)}{10(1+0.02t)}$$

$R_2(t)$ cancella la dinamica di $G(t)$ (lo possiamo fare perché $G(t)$ è a fase minima)



Nota: $|L(j10^{-2})|_{dB} = 20 \log |10| - 20 \log |10^{-2}| = 20 + 40 = 60 \text{ dB}$
 poi che è lineare

(2) Per il principio di sovrapposizione degli effetti: $y(t) = y_1(t) + y_2(t) + y_3(t)$

dove:

- $y_1(t)$: uscita legata a $y_1^o(t) = 2 \cos(t)$ (a)
- $y_2(t)$: uscita legata a $y_2^o(t) = 10 \sin(t)$ (b)
- $y_3(t)$: uscita legata a $y_3^o(t) = 5 \sin(100t)$ (c)

poiché abbiamo progettato $R(t)$ x in sequenza scalino
 \rightarrow senza fare calcoli $\rightarrow y_{1\infty} = 2$

Vogliamo capire l'uscita rispetto ai 3 ingressi

(a) sulla base della 1° specifica di progetto $|e_{\infty} y^o| = 0$ e quindi mi aspetto che $y_{\infty 1} = 2$. Questo può essere verificato sia sulla base del principio del modello interno ($L(t)$ ha il modello dello scalino ed è tale per cui $F(t)$ ha guadagno unitario) o applicando il teorema del valore finale.

$$\text{TVF } y_{\infty 1} = \lim_{t \rightarrow 0} s F(t) \frac{2}{s} = \lim_{t \rightarrow 0} 2 \frac{U(t)}{1+L(t)} = \lim_{t \rightarrow 0} 2 \frac{10}{t+10} = 2$$

Per trovare $y_{\infty 2}$ ed $y_{\infty 3}$ con l'ultimo l' approssimazione:

$$|F(\omega)| \approx \begin{cases} |L(\omega)| & \omega \gg \omega_c \\ 1 & \omega \ll \omega_c \end{cases}$$

(b) Dato che $\omega = 1$ allora $\omega \ll \omega_c$ (con $\omega_c = 10 \text{ rad/s}$) e quindi, sulla base del **teorema della risposta in frequenza** possiamo affermare che:

$$|y_{\infty 2}| \approx 10 |F(\omega)| = 10$$

(c) Dato che $\omega = 100$ allora $\omega \gg \omega_c$ (con $\omega_c = 10 \text{ rad/s}$) e quindi, sulla base del **teorema della risposta in frequenza** possiamo affermare che:

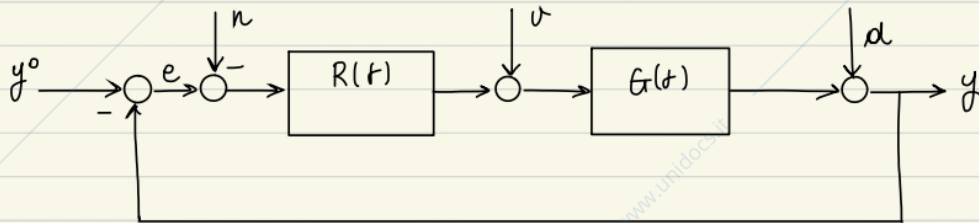
$$|y_{\infty 3}| \approx 5 |F(\omega)| \approx 5 |L(\omega)|$$

Ma, guardando i diagrammi di Bode di $L(\omega)$ si nota che: $|L(100)|_{dB} \approx -20 \text{ dB}$

$$\rightarrow |y_{\infty 3}| \approx 0.5$$

$$\text{Si ottiene quindi che: } |y_{\infty}| \approx 2 + 10 + 0.5 = 12.5$$

Esercizio 2



Si consideri il sistema retroazionato in figura, dove

$$G(s) = 0.1 \frac{(1+s)}{(1+10s)(1+0.1s)}$$

(1) Progettare $R(s)$ in modo che:

(a) $\delta\% \leq 30\%$

(b) $T_{att} \leq 10s$

(c) $|e_{\infty}| \leq 0.1$ per $y^0(t) = \text{rca}(t)$ e $d(t) = \pm 2 \text{rca}(t)$

(d) Reiezione di $d(t)$ nella banda $\bar{\omega} \in [0.01, 0.1] \text{ rad/s}$ di almeno 20 dB

(e) Reiezione di $n(t)$ nella banda $\bar{\omega} \in [10, 100] \text{ rad/s}$ di almeno 20 dB

In primo luogo facciamo il **progetto statico**, imponendo la condizione (c) con l'introduzione di

$$R(s) = \frac{yR}{\delta R}$$

Dato che $G(t)$ è di tipo 0, questo significa che per $t \rightarrow 0$ si ha $L(t) \approx \frac{0.1 \mu R}{t g_R}$.

Supponendo che $R_2(t)$ tale che $R(t) = R_1(t)R_2(t)$ sia (i) stabilizzante, (ii) di tipo 0 e (iii) a guadagno unitario, applichiamo il **teorema del valore finale** per il calcolo di e_{∞} , con:

$$e_{\infty} = e_{\infty}^0 + e_{\infty}^d \quad (\text{principio di sovrapposizione degli effetti})$$

$$e_{\infty}^0 = \lim_{t \rightarrow 0} \mathcal{L}^{-1}\{S(t)\} \frac{1}{s} = \lim_{t \rightarrow 0} \frac{1}{1+L(t)} = \lim_{t \rightarrow 0} \frac{t g_R}{0.1 \mu R + t g_R} \rightarrow \begin{cases} 0 & \text{se } g_R \geq 1 \\ \frac{1}{1+0.1 \mu R} & \text{se } g_R = 0 \end{cases}$$

POSSIAMO accettarlo poiché non ci è stato chiesto un errore pari a \emptyset

$$e_{\infty}^d = \lim_{t \rightarrow 0} \mathcal{L}^{-1}\{(-H(t))\} \frac{2}{s} = \lim_{t \rightarrow 0} \frac{2}{1+L(t)} = \lim_{t \rightarrow 0} \frac{2 t g_R}{0.1 \mu R + t g_R} \rightarrow \begin{cases} 0 & \text{se } g_R \geq 1 \\ \frac{\pm 2}{1+0.1 \mu R} & \text{se } g_R = 0 \end{cases}$$

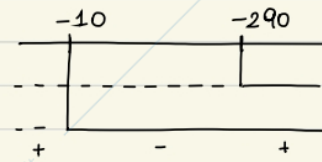
Quindi se:

- $g_R \geq 1$ allora $e_{\infty}^0 = 0$, $e_{\infty}^d = 0$ e quindi $e_{\infty} = 0$ (verificando la specifica (c))
- $g_R = 0$ allora $|e_{\infty}^0| = \frac{1}{1+0.1 \mu R}$ e $|e_{\infty}^d| = \frac{2}{1+0.1 \mu R}$. Quindi, affinché sia verificata la specifica:

$$\frac{1}{1+0.1 \mu R} + \frac{2}{1+0.1 \mu R} \leq 0.1 \rightarrow \frac{0.1(1+0.1 \mu R) - 3}{1+0.1 \mu R} \geq 0$$

$$N > 0 \quad 0.1 + 0.01 \mu R - 3 \geq 0 \rightarrow 0.01 \mu R - 2.9 \geq 0 \rightarrow \mu R \geq 290$$

$$D > 0 \quad 0.1 \mu R + 1 > 0 \rightarrow \mu R > -10$$



$$\rightarrow \mu R \geq 290$$

Quindi:

- $g_R = 0$ allora $R_1(t) = 1000$ (convenzionalmente si sceglie $\mu R \in [2, 5] \mu R \cdot \text{min}$)
- $g_R \geq 1$ allora $R_1(t) = \frac{\mu R}{s}$ (non abbiamo condizioni sul guadagno)

Consideriamo ora le specifiche (d) ed (e).

$$(d) \quad E_d(t) = -H(A)D(t)$$

Applicando il teorema della risposta in frequenza (nella assunzione che $R(t)$ stabilizzi il sistema in retroazione) abbiamo:

$$e_{\infty}(t) = A |d(j\omega)| \sin(\omega t + \angle -d(j\omega))$$

Quindi, per avere attenuazione del disturbo di almeno 20 dB per $\bar{\omega} \in [0.01, 0.1]$ rad/s dobbiamo verificare che:

$$|d(j\omega)|_{dB} \leq -20 \text{ dB}$$

Per imporre questa condizione possiamo sfruttare l'approssimazione:

$$|d(j\omega)| \approx \begin{cases} |L(j\omega)|^{-1} & \omega \ll \omega_c \\ 1 & \omega \gg \omega_c \end{cases}$$

Allora la specifica (d) è verificata se:

- $\bar{\omega} \ll \omega_c$ $|f(j\bar{\omega})|_{dB} = (|L(j\bar{\omega})|^{-1})_{dB} = -|L(j\bar{\omega})|_{dB} \leq -20 \text{ dB}$
 $\rightarrow |L(j\bar{\omega})|_{dB} \geq 20 \text{ dB}$ (ottenendo così delle specifiche sulla $L(s)$)
- $\bar{\omega} \gg \omega_c$ allora $|f(j\bar{\omega})|_{dB} \approx 0 \text{ dB}$ **NON** verificando la specifica.

\rightarrow dovremmo imporre $\omega_c \gg \bar{\omega}$ e quindi $\omega_c \gg 0.1 \text{ rad/s}$

(e) $E_p(s) = F(s)N(s)$

Applicando il teorema della risposta in frequenza (nell'ipotesi che $R(s)$ sia stabilizzante), abbiamo:

$$e_{\infty}(t) = A |F(j\omega)| \sin(\omega t + \angle F(j\omega))$$

Attinché il disturbo sia relettato di almeno -20 dB per $\bar{\omega} \in [10, 100] \text{ rad/s}$ deve essere verificato che:

$$|F(j\bar{\omega})|_{dB} \leq -20 \text{ dB}$$

Pulsazione + grande rispetto al caso precedente

Come prima per imporre questa condizione sfruttiamo l'approssimazione:

$$|F(j\omega)| \approx \begin{cases} |L(j\omega)| & \omega \gg \omega_c \\ 1 & \omega \ll \omega_c \end{cases}$$

Di conseguenza, se $\bar{\omega} \ll \omega_c$, la condizione di reiezione **NON** è mai verificata (dato che $|F(j\bar{\omega})|_{dB} \approx 0 \text{ dB}$) mentre:

- $\bar{\omega} \gg \omega_c$ $|F(j\bar{\omega})|_{dB} = |L(j\bar{\omega})|_{dB} \rightarrow |L(j\bar{\omega})|_{dB} \leq -20 \text{ dB}$ (ottenendo così una specifica su $L(s)$)

\rightarrow Attinché tale specifica sia soddisfatta deve valere $\omega_c \ll \bar{\omega}$ e quindi $\omega_c \ll 10 \text{ rad/s}$.

Nota: se invece di avere specifiche legate all'errore su $d(t)$ avremmo avuto delle specifiche statiche su $u(t)$ allora avremmo potuto procedere in modo analogo a quanto fatto in precedenza ma considerando la **funzione di sensibilità al controllo**

$$Q(s) = \frac{R(s)}{1+L(s)}$$

A differenza del caso precedente si ha una dipendenza diretta da $R(s)$. Se la specifica riguardasse riferimenti nonoidali allora potremmo sfruttare:

$$|Q(j\omega)| \approx \begin{cases} |G(j\omega)|^{-1} & \omega \ll \omega_c \\ |R(j\omega)| & \omega \gg \omega_c \end{cases}$$

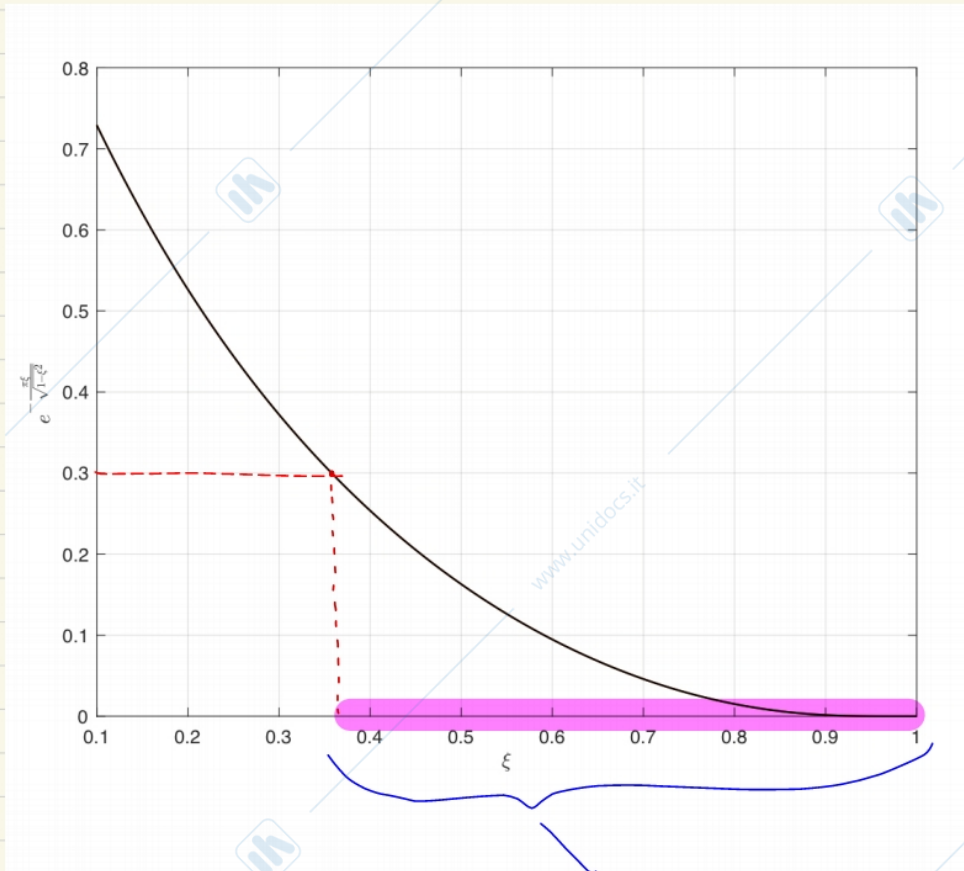
che porta ad imporre direttamente condizioni su $|R(j\omega)|$ se $\omega \gg \omega_c$ o a condizioni che dovranno essere già verificate dal processo $G(s)$ per $\omega \ll \omega_c$.

\rightarrow non introduce l'inseguimento perfetto del gradino, poiché non è richiesto

Imponendo $R_1(s) = 1000$, procediamo quindi con un **progetto dinamico**, traducendo le specifiche (a)-(b) in specifiche in $L(s)$.

(a) $f\% \leq 30\% \rightarrow e^{-\frac{\pi}{\sqrt{1-\xi^2}}} \leq 0.3 \rightarrow (\varphi_m \leq 75^\circ)$

\rightarrow prendiamo la specifica sulla sovralongazione



Come si vede dal grafico questa specificità è verificata per $\xi \geq 0.35$. Dato che :

$$\xi = \frac{\omega_u}{100}$$

allora $\omega_u \geq 35^\circ$

Per quanto riguarda la specificità (b), per convertirla in specificità su L consideriamo due casi:

- $\omega_u > 75^\circ$ $T_{att} \approx \frac{5}{\omega_c} \rightarrow \frac{5}{\omega_c} \leq 10 \rightarrow \omega_c \geq 0.5 \frac{\text{rad}}{s}$ (verifica le specificità trovate supponendo la relazione dei disturbi)
- $\omega_u \leq 75^\circ$ $T_{att} \approx \frac{5}{\xi \omega_c} \rightarrow \frac{5}{\xi \omega_c} = \frac{5 \cdot 100}{\omega_u \omega_c} \leq 10 \rightarrow \omega_u \omega_c \geq 50$

Cominciamo con la hint per tentativi:

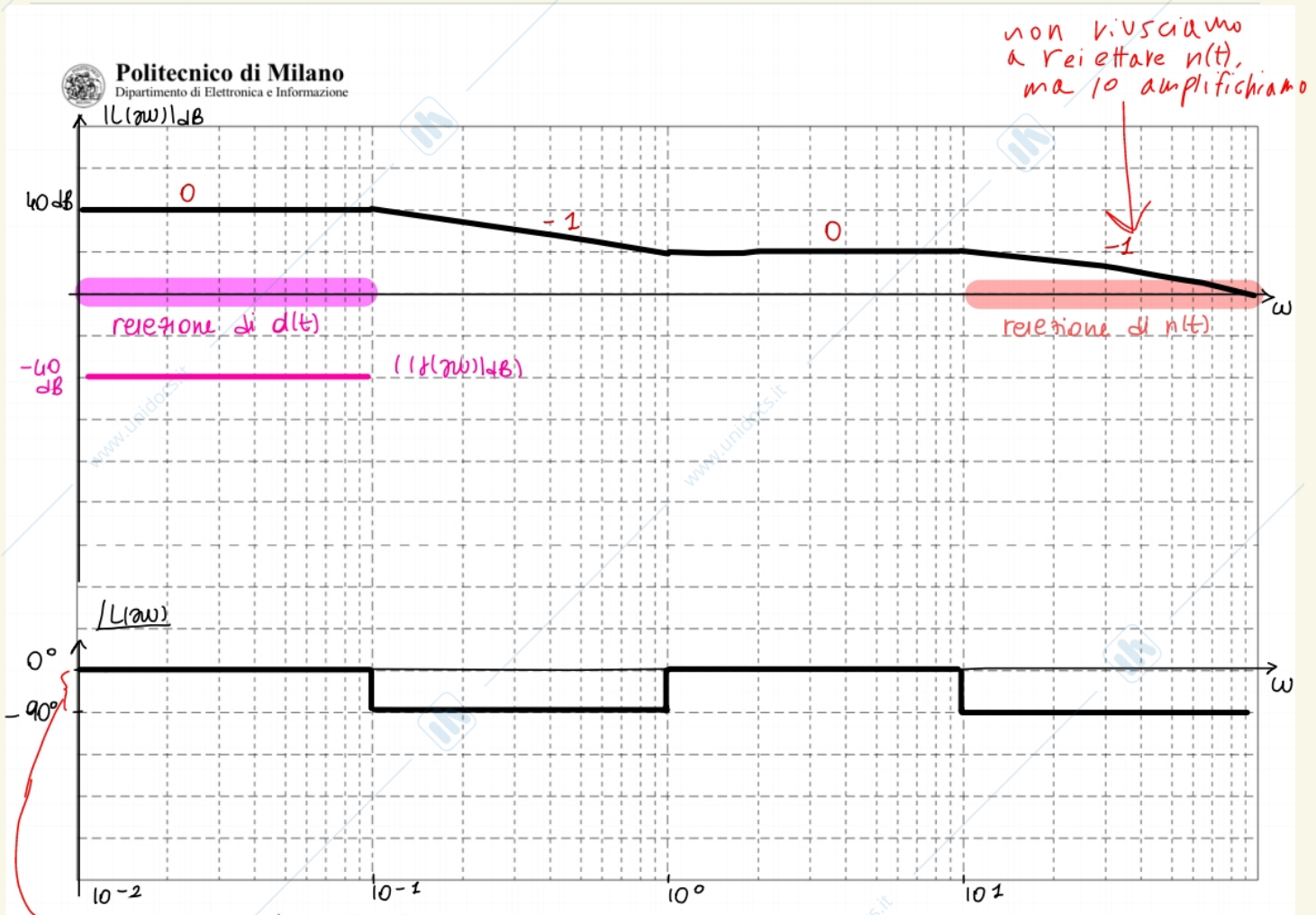
(a) $R(s) = R_1(s) = 100 \rightarrow$ (Prendiamo $R_2(s) = 1$)

con che $L(s) = 100 \frac{(1+s)}{(1+0.1s)(1+10s)}$

La $L(s)$ così ottenuta:

- è di tipo $g=0$
- ha guadagno $\mu=100$
- ha uno zero $z=-1$

- ha 2 poli $p_1 = -0.1$, $p_2 = -10$



Nonostante il sistema retroazionato sia asintoticamente stabile (criterio della piccola fase), $\varphi_m \geq 90^\circ$, $\omega_c \geq 0.5 \text{ rad/s}$ (in quanto $\omega_c \approx 100 \text{ rad/s}$) ed il disturbo $d(t)$ venga reiettato correttamente, il disturbo $n(t)$ non è reiettato correttamente.

- (b) Il disturbo verrebbe reiettato correttamente se la $U(s)$ avesse un polo in $p = -1$ e lo zero in -10 , invece dello zero in -1 ed il polo in $p = -10$, ossia se:

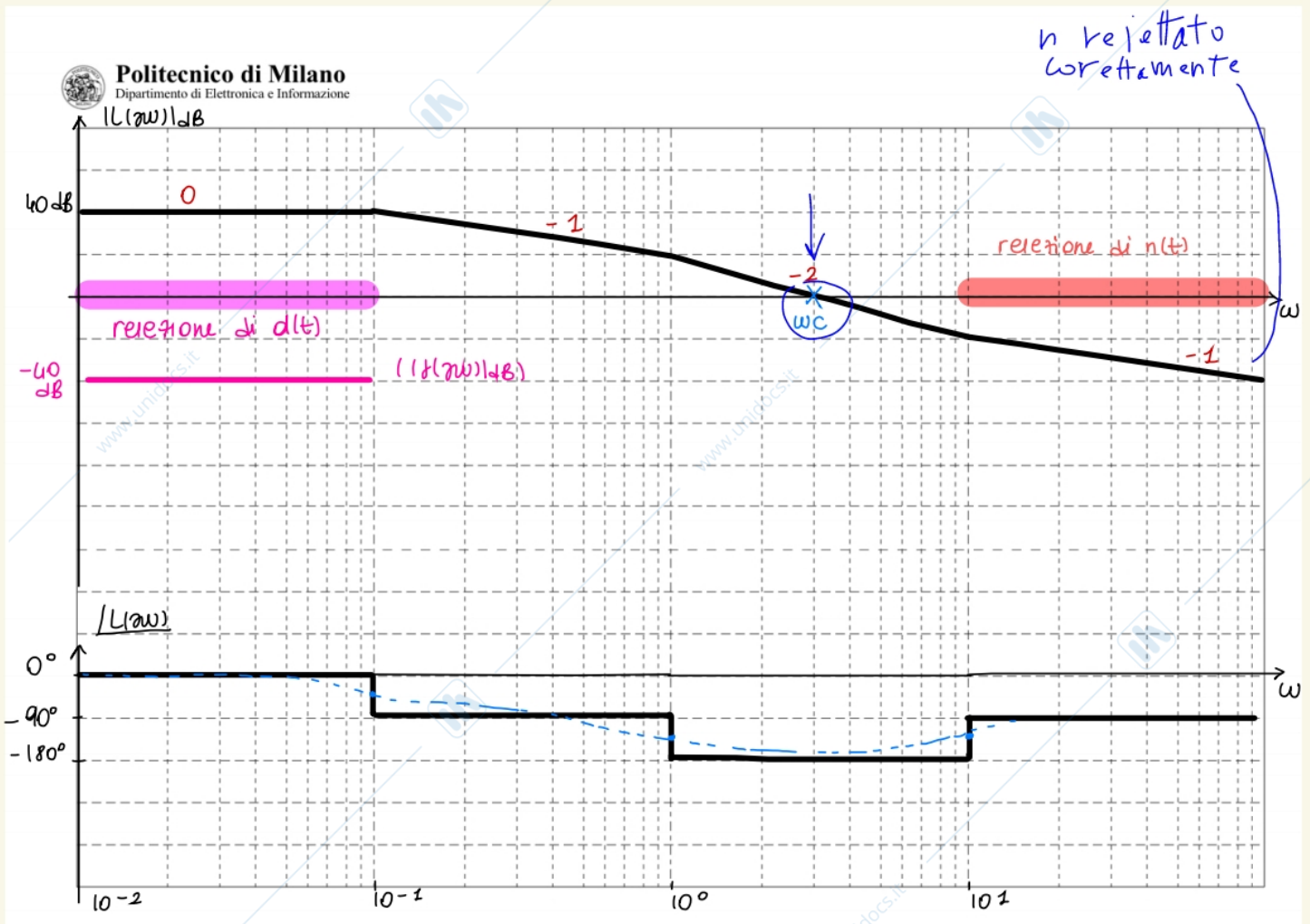
$$U(s) = 100 \frac{(1+0.1s)}{(1+s)(1+10s)}$$

Infatti, come si nota dai diagrammi di Bode sottostanti:

- $\omega_c \approx 3 \text{ rad/s}$
- $\varphi_m = \sqrt[180^\circ]{\frac{1+j\omega_c}{1+j0.1\omega_c} - \frac{1}{1+j\omega_c} - \frac{1}{1+j10\omega_c}} \approx 37^\circ \geq 35^\circ$ } $\varphi_m \omega_c = 105 > 50$ ✓
- $d(t)$ è correttamente reiettato
- $n(t)$ è correttamente reiettato

$$\rightarrow R(s) = U(s)/G(s) = \frac{100(1+0.1s)}{(1+s)(1+10s)} \cdot \frac{(1+10s)(1+0.1s)}{0.1(1+s)} = 1000 \frac{(1+0.1s)^2}{(1+s)^2}$$

Per trovare $R(t)$ siamo andati ad agire sulla parte della $L(t)$ che non rispettava le specifiche, lasciando invariato il resto.



Nota: lo spostamento del polo e dello zero fa abbattere il margine di fase

(c) Per evitare la diminuzione del margine di fase potevamo scegliere, in alternativa:

$$L(s) = 100 \cdot \frac{1}{1+100s}$$
 potevamo anche semplicemente togliere lo zero

Con questa scelta, il sistema in retroazione è comunque stabile (criterio della piccola fase) e (come si vede dal diagramma di Bode sottostante)

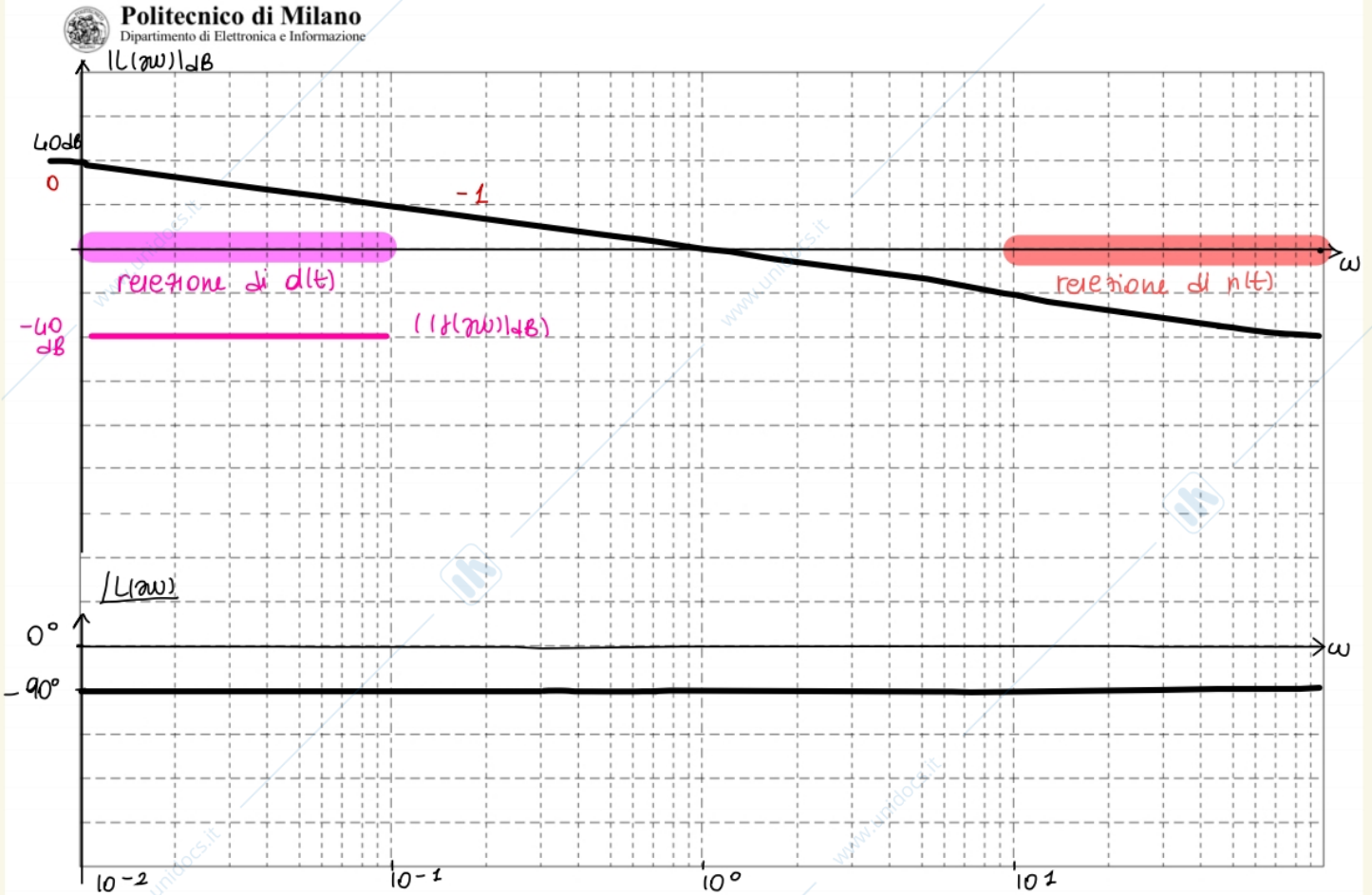
- $\omega_c \approx 1 \text{ rad/s}$ } $\omega_c \geq 0.5 \text{ rad/s}$
- $\phi_m \geq 90^\circ$

- $d(t)$ è correttamente reiettato
- $n(t)$ è correttamente reiettato

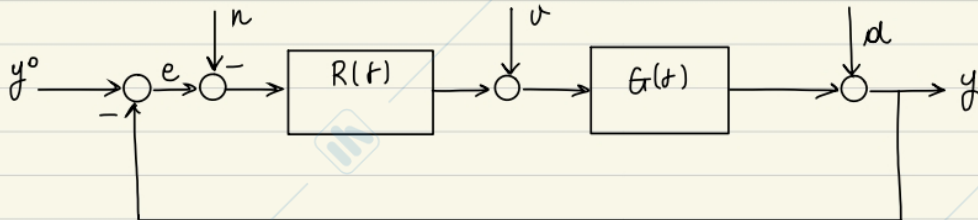
$$\rightarrow R(s) = L(s)/G(s) = \frac{100}{(1+100s)} \cdot \frac{(1+10s)(1+0.1s)}{0.1(1+s)} = \frac{1000}{R_1(s)} \cdot \frac{(1+10s)(1+0.1s)}{(1+100s)(1+s)}$$

ti noti che tra $R(t)$ e $G(t)$ ci sono delle **cancellazioni** che, non essendo critiche, non danno problemi.

ti noti che ci sono delle soluzioni anche più semplici. Come scegliere $R(t)$ tale che $L(t) = \frac{1}{f}$. Questo porta a: $\omega_c \approx 1 \text{ rad/s}$, $\phi_m \approx 90^\circ$ e reiezione di entrambi i disturbi.



Esercizio 3



ti consideri il sistema retroazionato in figura, dove

$$G(t) = \frac{10}{s+1} e^{-0.1t}$$

- (1) Progettare $R(t)$ in modo che:
- $|e_\infty| < 0.1$ per $y^o(t) = \delta \cos(t)$

$$(b) \omega_c \geq 0.5 \text{ rad/s}$$

$$(c) \varphi_m \geq 60^\circ$$

Procediamo in primo luogo con il progetto di $R_1(s) = \frac{\mu_R}{s g_R}$ per soddisfare le **specifiche statiche**.

In particolare, ci concentriamo sulla **specifiche (a)**.

$$E(s) = f(s) y^o(s) \rightarrow E(s) = \frac{1}{1+L(s)} y^o(s)$$

Assumendo che $R(s)$ stabilizzi il sistema retroazionato e, come nei casi precedenti, notando che $f(0) = 10$ e che $R_2(s)$ sarà di tipo 0 e a guadagno unitario abbiamo che $f \rightarrow 0$ allora $L(s) \rightarrow \frac{10 \mu_R}{s g_R}$

Applichiamo quindi il teorema del valore finale:

$$\text{TVF } e_{\infty} = \lim_{s \rightarrow 0} s E(s) = \lim_{s \rightarrow 0} \frac{1}{1 + \frac{10 \mu_R}{s g_R}} = \lim_{s \rightarrow 0} \frac{s g_R}{s g_R + 10 \mu_R} = \begin{cases} 0 & \text{se } g_R \geq 1 \\ \frac{1}{1 + 10 \mu_R} & \text{se } g_R = 0 \end{cases}$$

- se $g_R \geq 1$ la **specifiche** è verificata $\forall \mu_R$
- se $g_R = 0$ la **specifiche** è verificata se $\frac{1}{1 + 10 \mu_R} < 0.1$, ossia:

$$0.1 + \mu_R > 1 \rightarrow \mu_R > 0.9$$

Scegliendo $g_R = 0$, pongo $\mu_R = 1$ e comincio con il **progetto dinamico**.

(a) Inizialmente scelgo $R_2(s) = 1$ con che: $L(s) = R_1(s) G(s) = G(s)$

Guardando il diagramma di Bode in Figura 1 si può notare come:

$\omega_c \approx 10 \text{ rad/s}$ (verificando la **specifiche (b)**), mentre per verificare la **specifiche (c)** dobbiamo calcolare il valore di φ_c (che non possiamo dedurre dal diagramma di Bode, per la presenza del ritardo).

$$\rightarrow \varphi_c = \angle G(j\omega_c) = -\text{atg}(\omega_c) - \omega_c \cdot 0.1 \cdot \frac{180^\circ}{\pi} = -\text{atg}(10) - \frac{180^\circ}{\pi} \approx -141.6^\circ$$

Quindi: $\varphi_m = 180^\circ - |\varphi_c| = 38.4 < 60^\circ$, non verificando la **specifiche (b)**

Dato che l'effetto del ritardo è tanto maggiore (sul margine di fase) quanto ω_c cresce, il nostro obiettivo è quindi abbattere la pulsazione di attraversamento ω_c .

(b) Per raggiungere questo obiettivo possiamo progettare $R(s)$ tale che $L(s)$ abbia la forma:

$$L(s) = \frac{10}{1+10s} e^{-0.1s}$$

Rispetto al diagramma di Bode in Figura 1, la $L(s)$ ha lo stesso andamento, ma è "shiftato" indietro di una decade, come mostrato in Figura 2.

Figura 1

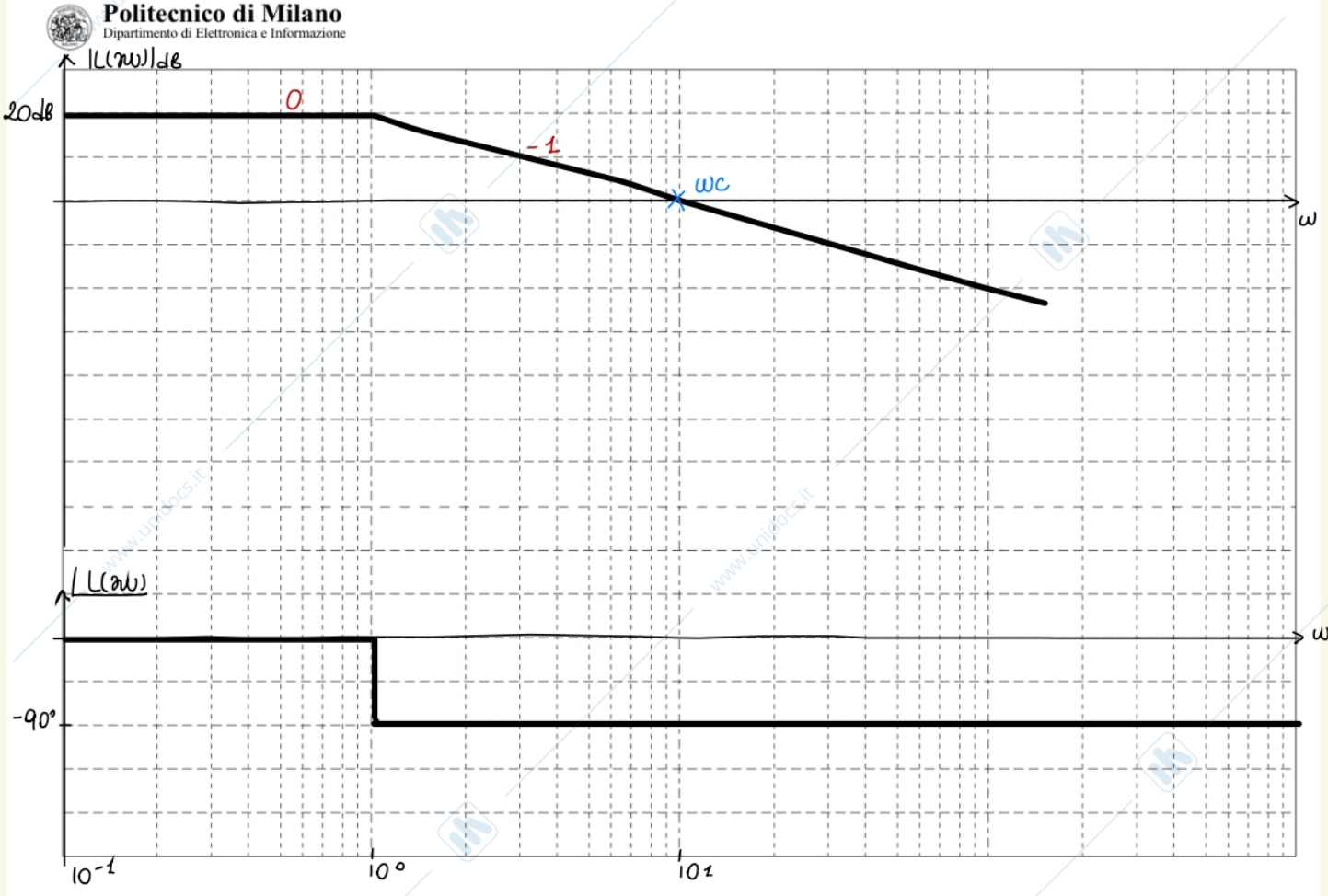
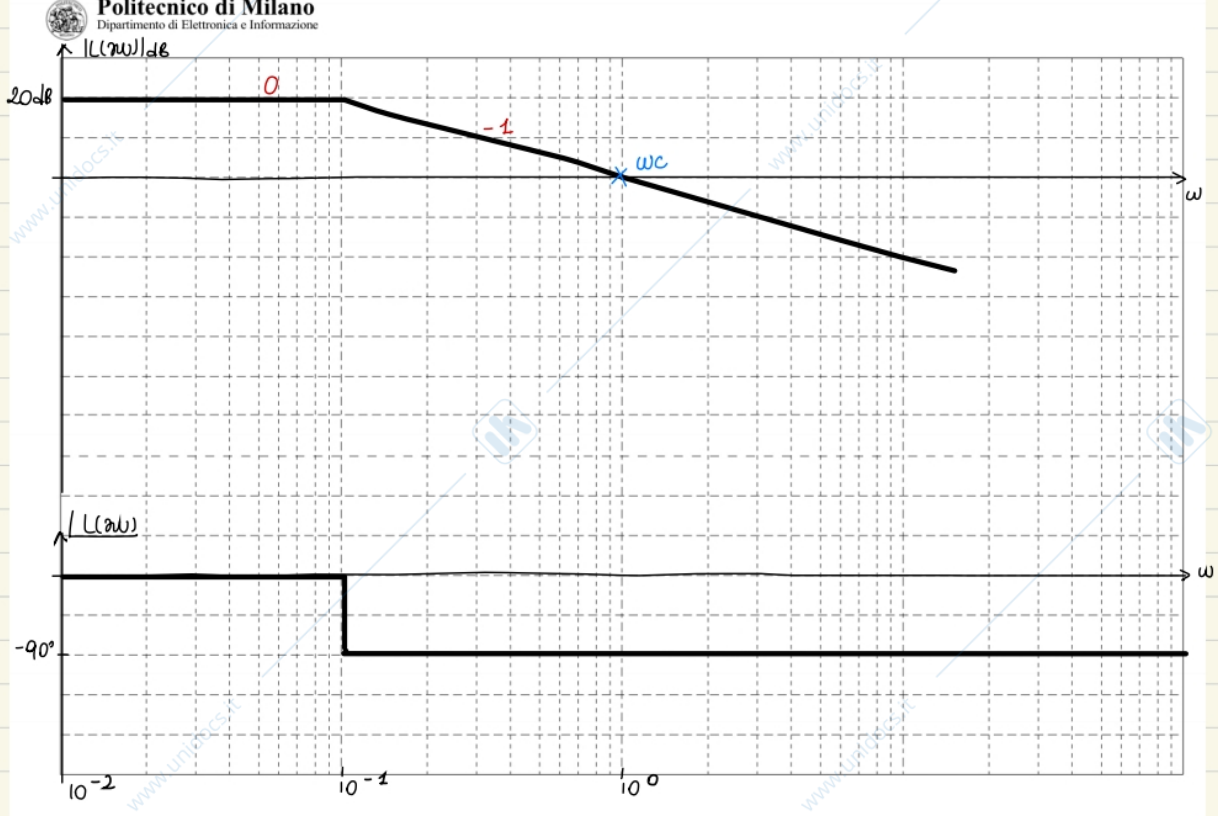


Figura 2



In questo caso, $\omega_c \approx 1 \text{ rad/s}$ (verificando la specificità (b)). Mentre:

$$\varphi_c = -\underbrace{\arctan(10\omega_c)}_{\text{minore di prova}} - \omega_c \cdot 0.1 \frac{180^\circ}{\pi} = -\arctan(10) - 0.1 \cdot \frac{180^\circ}{\pi} \approx -90^\circ$$

→ $\varphi_m \approx 90^\circ \geq 60^\circ$ (verificando anche l'ultima specificità)

ti noti che: $R(s) = U(s)/G(s) = \frac{10}{1+10s} e^{-0.1s} \cdot \frac{s+1}{10} e^{0.1s} = \frac{s+1}{1+10s}$

scegliendo $\mu_R = 1$, allora $R_1(s) = \frac{\mu_R}{s}$ e quindi:

$$U(s) = \frac{\mu_R}{s} \cdot \frac{10}{1+s} e^{-0.1s} R_2(s)$$

come prima proviamo in primo luogo $R_2(s)$. Per scegliere μ_R procediamo invece con questa logica:

- sappiamo che tanto più è alta ω_c tanto più il ritardo porta ad una diminuzione del margine di fase (rispetto a quello della funzione di trasferimento senza ritardo).
- scegliamo μ_R in modo che ω_c sia la più bassa ammissibile, ossia:

$$\omega_c = 0.5 \text{ rad/s}$$

$$\rightarrow |L(j\omega_c)| = 1 \rightarrow \frac{|\mu_R|}{0.5} \cdot \frac{10}{1+j0.5} = 1 \rightarrow \mu_R = |1+j0.5| \cdot 0.05 = 0.05 \sqrt{1+0.25} \approx \frac{1}{20}$$

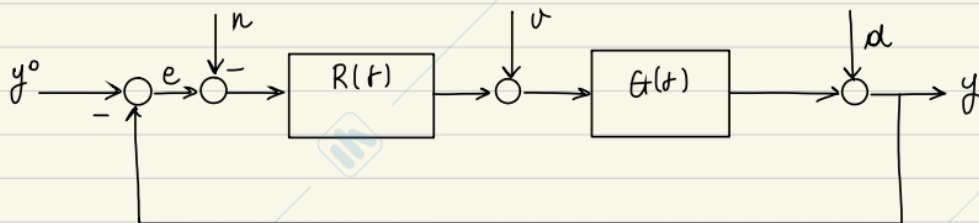
Con questa scelta abbiamo:

$$\varphi_c = -90^\circ - \arctan(\omega_c) - \omega_c \cdot 0.1 \frac{180^\circ}{\pi} \approx -119.4^\circ$$

→ $\varphi_m = 60.6^\circ \geq 60^\circ$ verificando la specificità nel margine di fase

In questo caso quindi: $R(s) = \frac{0.05}{s}$.

Esercizio 4



ti consideri il sistema retroazionato in figura, dove

$$G(s) = \frac{1}{(1+10s)(1+0.001s)^2}$$

(1) Progettare $R(s) = k \left(1 + \frac{1}{sT_I} \right)$ (regolatore PI)

- (a) Attenuazione di $d(t) = 0.1 \sin(\bar{\omega}t)$ con $\bar{\omega} < 10 \text{ rad/s}$ di almeno un fattore 10
 (b) Errore di regime nullo quando $y^o(t) = tca(t)$
 (c) $\omega_c > 10 \text{ rad/s}$

(2) Valutare l'attenuazione di un disturbo $n(t) = \sin(\bar{\omega}t)$ con $\bar{\omega} \geq 10 \text{ rad/s}$ nell'uscita è almeno pari ad un fattore 10

(1) Cominciamo con il **progetto statico** (ti noti che in questo caso la struttura del regolatore è fissata ed i nostri gradi di libertà sono K e T_I)

Dalla specifica (b), vogliamo che $e_{\infty y^o} = 0$ e $y^o(t) = tca(t)$. Ma, ricavando $R(s)$ come segue:

$$R(s) = \frac{K(sT_I + 1)}{sT_I}$$

Si nota che $L(s) = R(s)G(s)$ è di tipo $g=1$. Sulla base del **principio del modello interno** sappiamo quindi che tale specifica è già **VERIFICATA**.

Dato che $E_d(s) = -f(s)D(s)$, allora per attenuare il disturbo come da specifica (2) è necessario che:

$$|f(j\bar{\omega})|_{dB} \leq -20 \text{ dB} \quad (\text{attenuazione di un fattore 10})$$

Dato che $\bar{\omega} < 10 \text{ rad/s}$ e per le specifiche di progetto abbiamo che $\omega_c > 10 \text{ rad/s}$, sappiamo che:

$$|f(j\bar{\omega})| \approx |L(j\bar{\omega})|^{-1}$$

e quindi:

$$-|L(j\bar{\omega})|_{dB} \leq -20 \text{ dB}$$

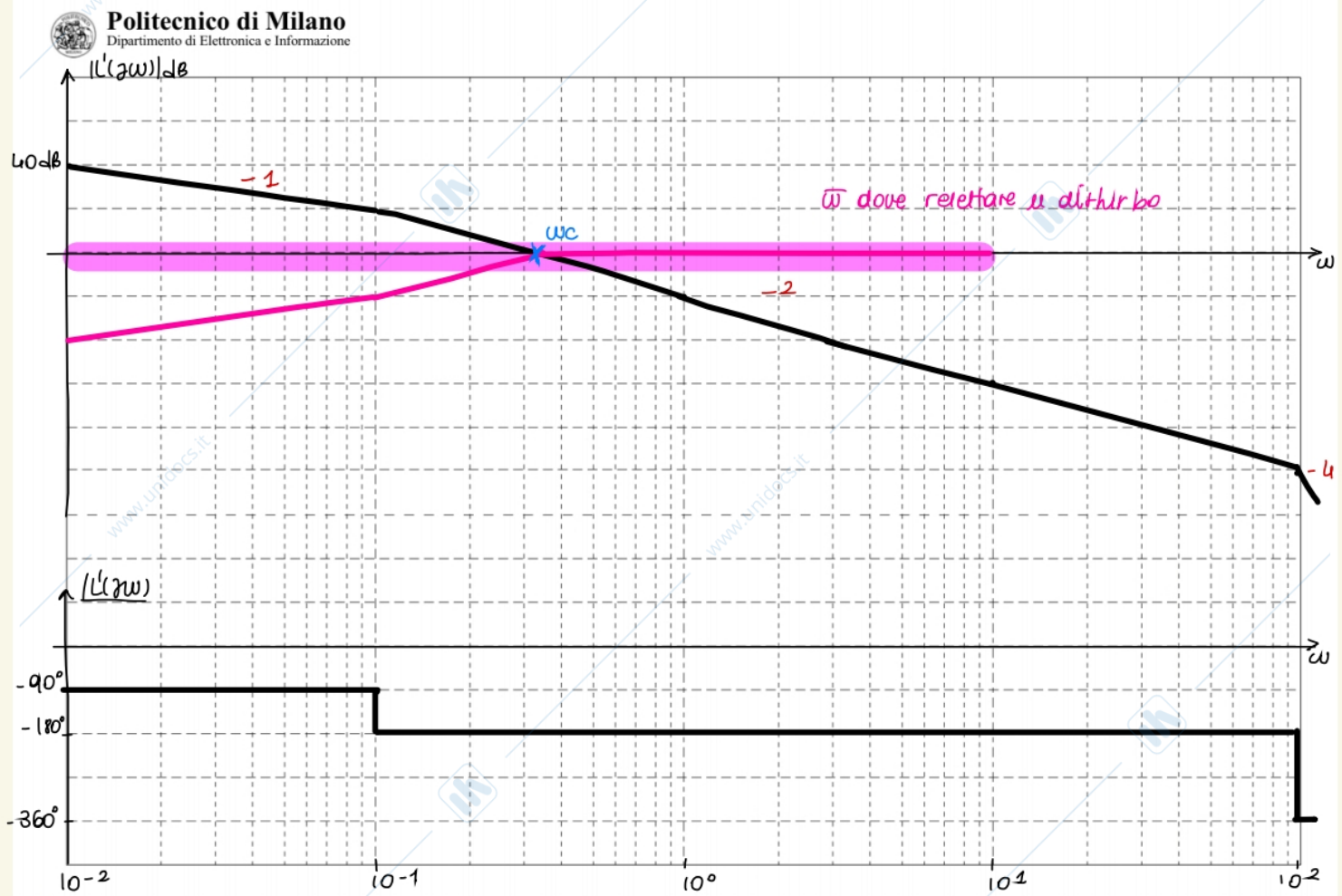
da cui otteniamo la specifica dinamica $|L(j\bar{\omega})|_{dB} \geq 20 \text{ dB}$.

Guardando $R(s)$ notiamo che questa ci dà la possibilità di cambiare il guadagno e di introdurre uno zero. Per capire quale sia la scelta migliore, possiamo notare che

$$L(s) = \frac{K}{T_I} (sT_I + 1) \cdot \underbrace{\frac{1}{s}}_{L'(s)}$$

Disegnando quindi i diagrammi di Bode di $L'(j\omega)$ possiamo capire quali siano le scelte migliori per guadagno e zero per soddisfare le specifiche.

Ti noti che $|L'(j10^{-2})|_{dB} \approx 20 \log |j10^{-2}| - 20 \log |j10^{-2}| = 40 \text{ dB}$ dato che $\mu_L = 1$ e $\mu_G = 1$.



Notiamo quindi che, per $L'(s)$:

- $\omega_c \approx 0.3$ rad/s
- $d(t)$ non è restituito correttamente.

→ Posso usare $\frac{K}{T_I}$ per aumentare il valore del modulo, così da aumentare ω_c (fino a soddisfare le specifiche) e garantire le specifiche in termini di reiezione dei disturbi.

→ Posso tagliare lo zero affinché anch'esso contribuisca all'aumento di ω_c e alla reiezione desiderata.

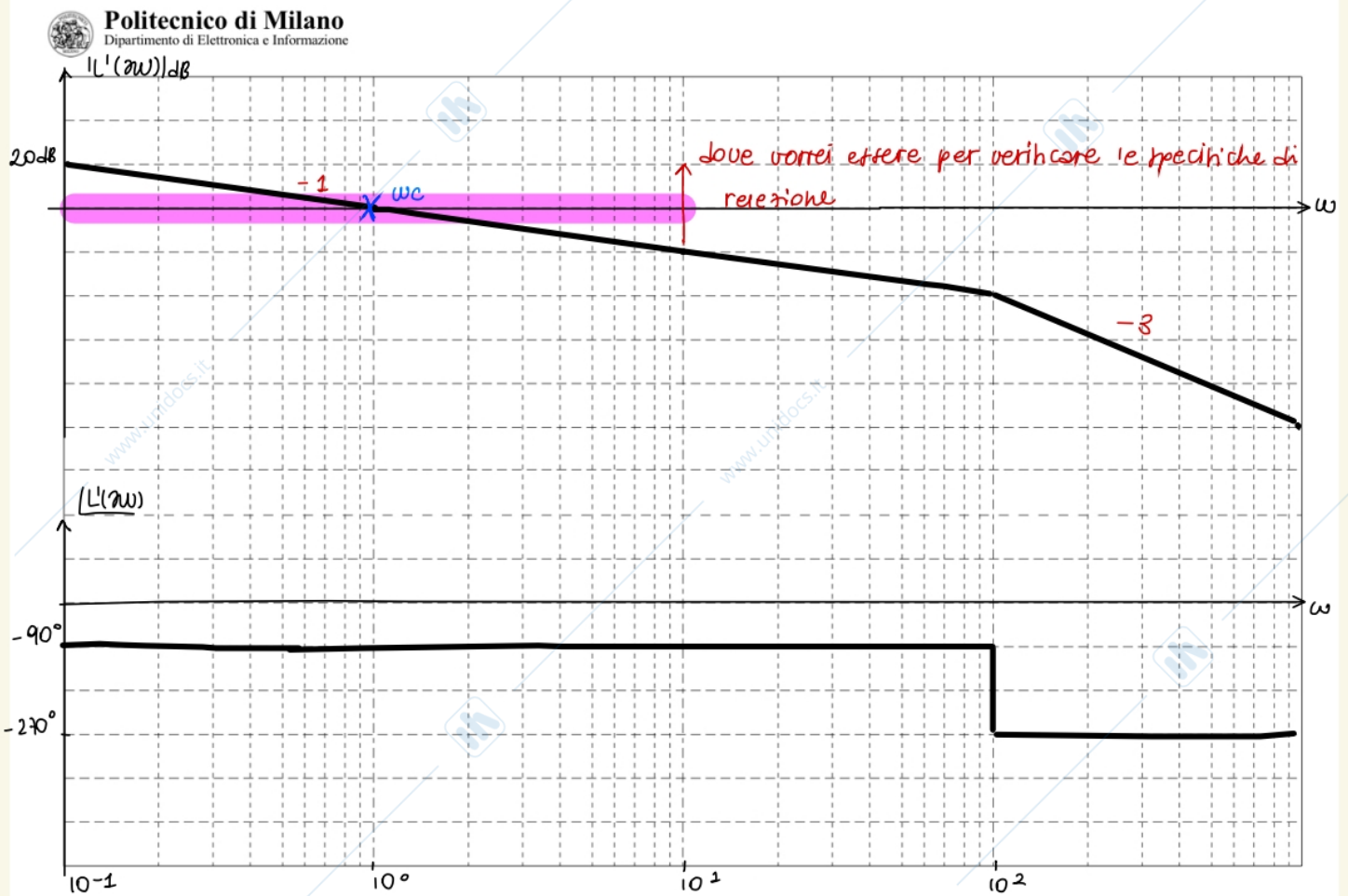
La scelta più semplice per T_I è quella di tagliare questo parametro in modo tale da garantire la cancellazione del polo (stabile) dominante di $G(s)$, in questo caso $p = -0.1$.

→ $T_I = 10$.

Con questa scelta:

$$L(s) = \frac{k}{10} \cdot \frac{1}{s} \cdot \frac{1}{(1+0.01s)^2} = \frac{k}{10} \cdot \underbrace{\frac{1}{(1+0.01s)^2}}_{L'(s)}$$

Otteniamo così il seguente diagramma di Bode.



$$|L'(j10^{-1})|_{dB} \approx 20 \log |1| - 20 \log |10^{-1}| = 20 \text{ dB}$$

In questo caso:

- $\omega_c \approx 1 \text{ rad/s}$
- $\varphi_{su} > 0^\circ$ (sicuramente (vedi Bode stintotico) \rightarrow il sistema retroazionato è stabile)

Pero' ancora non verificato le specifiche su ω_c e la relazione. Per farlo potremmo scegliere opportunamente k/T_I .

In particolare, dobbiamo spostare ω_c di almeno una decade per verificare la specifica (c) e dobbiamo avere $|L'(j\omega)| \geq 20 \text{ dB}$.

Vista la pendenza del diagramma di Bode, una scelta che permette di verificare entrambe le specifiche (a) e (c) è:

$$\omega_c \approx 100 \text{ rad/s}$$

che richiede un incremento nel guadagno di 40 dB . Quindi $\left| \frac{k}{T_I} \right|_{dB} = 40 \text{ dB}$.

Orria: $\frac{K}{T_I} = 100 \rightarrow K = 100 T_I = 1000$

con $R(t) = 1000 \left(1 + \frac{t}{10}\right)$ vengono quindi soddisfatte le specifiche.

(2)

L'attenuazione di $n(t)$ dipende da $F(t)$ e, dato che $\omega_c = 100 \text{ rad/s}$ e $\bar{\omega} \geq 10^4 \text{ rad/s}$, sappiamo che:

$$|F(\bar{\omega})| \approx |L(\bar{\omega})|$$

che come si vede dal diagramma di Bode del modulo soddisfatta: $|L(\bar{\omega})|_{dB} \leq -80 \text{ dB}$.

Ho quindi un fattore di attenuazione di 10^4 , verificando la condizione nulla retazione.

