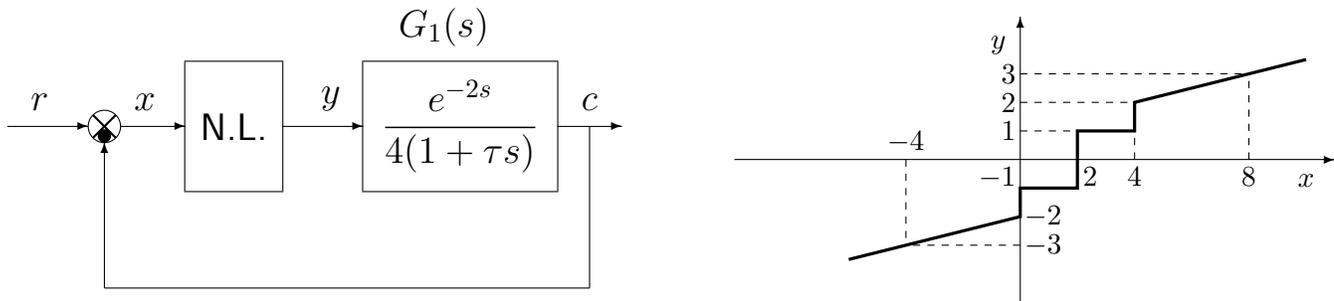


## Funzione descrittiva: esempi

**Esempio.** Si consideri il seguente sistema non lineare retroazionato:

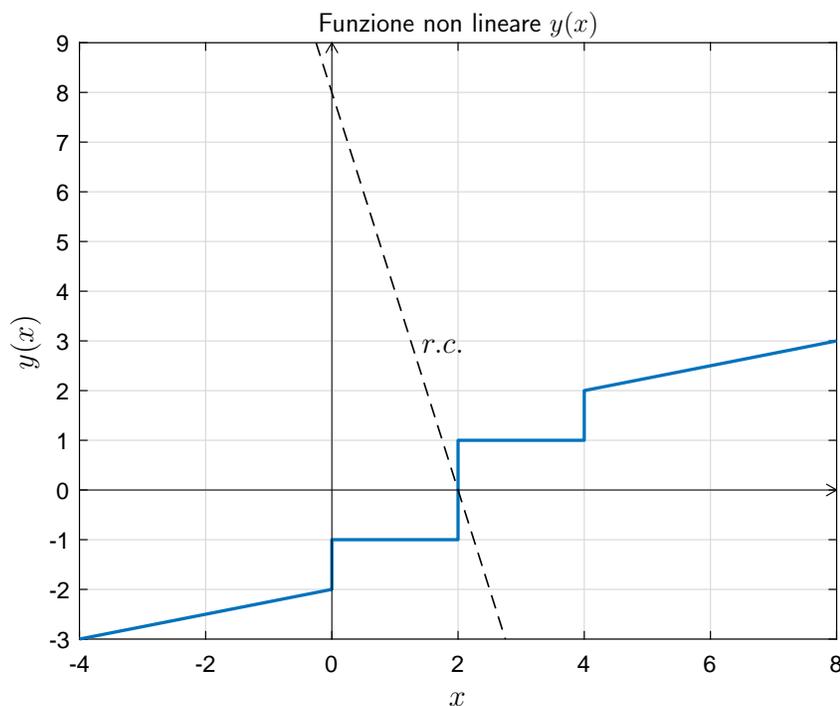


dove  $\tau \ll 2$ . Determinare il punto di lavoro  $(x_0, y_0)$  corrispondente all'ingresso costante  $r = 2$ . Tracciare qualitativamente l'andamento della funzione descrittiva  $F(X)$  della funzione  $y = y(x)$  nell'intorno del punto di lavoro. Determinare inoltre l'ampiezza  $X^*$  e la pulsazione  $\omega^*$  dell'oscillazione autosostenuta presente nel sistema.

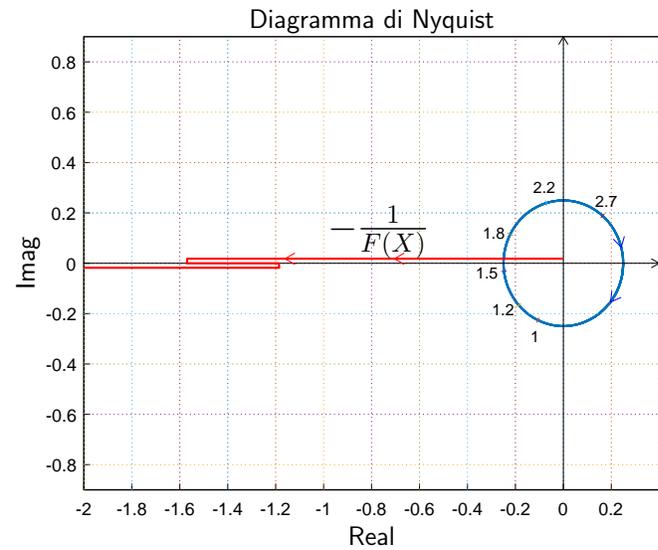
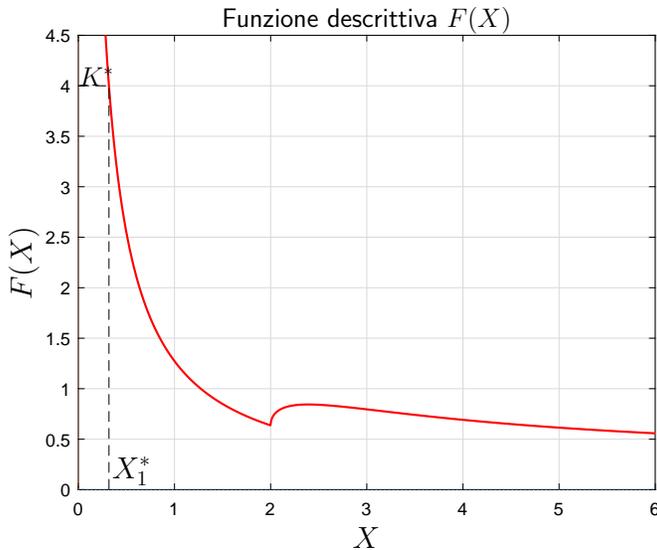
• Nel caso in esame i guadagni statici  $K_1$ ,  $K_2$  e  $K_3$  valgono  $K_1 = 1$ ,  $K_2 = G_1(0) = 0.25$  e  $K_3 = 1$ . La retta di carico del sistema retroazionato è quindi la seguente:

$$y = \frac{1}{K_1 K_2 K_3} [K_1 r - x] \quad \rightarrow \quad y = 8 - 4x$$

Intersecando la retta di carico con la caratteristica non lineare  $y = y(x)$ , si determina facilmente che il punto di lavoro del sistema retroazionato è  $(x_0, y_0) = (2, 0)$ .



- La caratteristica non lineare  $y = y(x)$  è simmetrica rispetto a questo punto di lavoro per cui è possibile applicare il metodo della funzione descrittiva nella sua versione semplificata. L'andamento della funzione descrittiva  $F(X)$  rispetto ad un sistema di riferimento centrato sul punto di lavoro  $(x_0, y_0)$  è mostrata nella figura seguente.



- Nel caso in esame, per  $X < 2$  la funzione descrittiva  $F(X)$  della funzione  $y = y(x)$  coincide con quella del relè ideale ( $Y_1 = 1$ ):

$$F(X) = \frac{4}{\pi X}$$

- Se si trascura la costante di tempo  $\tau$ , il diagramma di Nyquist della funzione  $G_1(s)$  è una circonferenza di raggio 0.25 percorsa "infinite volte" in senso orario per  $\omega \in [0, \infty]$ .
- Nel caso in esame è facile verificare che esiste un punto di intersezione tra le funzioni  $G(j\omega)$  e  $-1/F(X)$  a cui corrisponde un ciclo limite stabile. L'intersezione si trova sull'asse reale negativo nel punto  $\sigma = -\frac{1}{K^*} = -0.25$  in corrispondenza della pulsazione

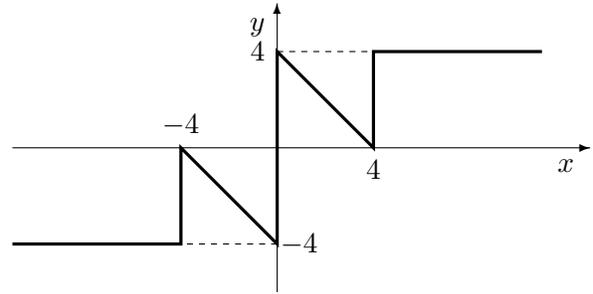
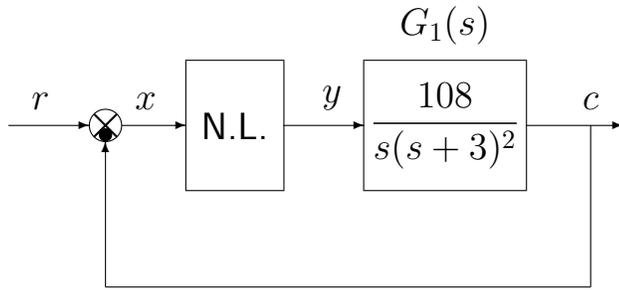
$$\arg\left(\frac{e^{-j2\omega^*}}{4}\right) = -2\omega^* = -\pi \quad \rightarrow \quad \omega^* = \frac{\pi}{2}.$$

- Imponendo  $F(X_1^*)G_1(j\omega^*) = -1$  si determina facilmente l'ampiezza  $X$  dell'oscillazione autosostenuta presente nel sistema retroazionato:

$$F(X_1^*) = K^* = 4, \quad \rightarrow \quad X_1^* = \frac{1}{\pi} = 0.3187$$

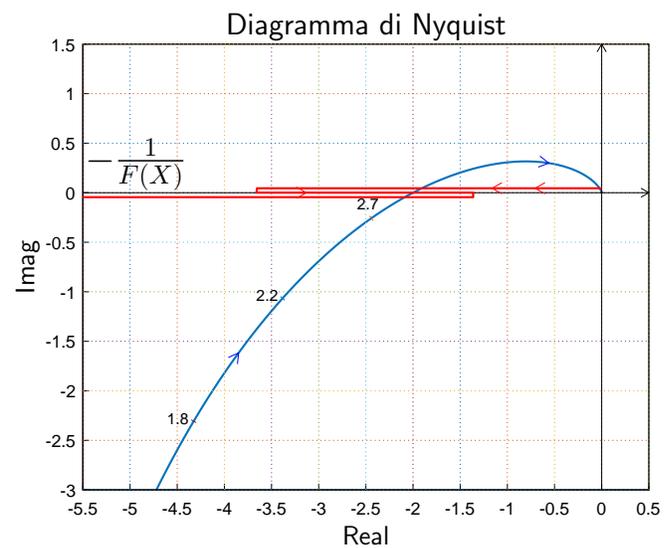
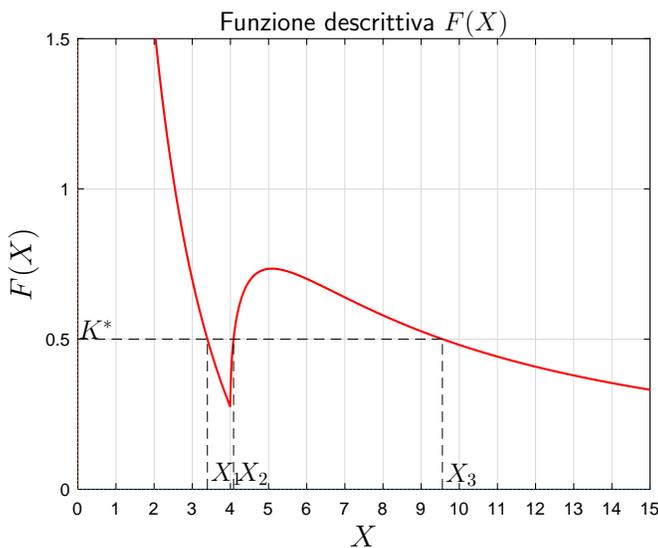
- Molto spesso l'analisi qualitativa è sufficiente per determinare "se esiste o meno" un ciclo limite stabile. Solo nel caso in cui tale ciclo esista e sia stabile si può procedere al calcolo "esatto" della  $F(X)$  limitatamente, tra l'altro, al solo tratto di interesse. Nel caso in esame, per esempio, per determinare l'ampiezza  $X_1^*$  dell'oscillazione autosostenuta è stato sufficiente conoscere la funzione descrittiva  $F(X)$  nel tratto iniziale per  $X < 2$ .

**Esempio.** Si consideri il seguente sistema non lineare retroazionato:



Tracciare qualitativamente l'andamento della funzione descrittiva  $F(X)$  della funzione  $y = y(x)$  nell'intorno dell'origine e discutere la presenza o meno di oscillazioni autosostenute all'interno del sistema retroazionato. Determinare inoltre l'ampiezza  $X^*$  e la pulsazione  $\omega^*$  dell'oscillazione autosostenuta presente nel sistema.

L'andamento della funzione descrittiva  $F(X)$  nell'intorno dell'origine è il seguente:



Tale andamento è facilmente determinabile pensando che per  $X < 4$  la non linearità è la somma di un relè ideale con un elemento lineare di pendenza -1

$$F(X) = \frac{16}{\pi X} - 1, \quad 0 < X < 4.$$

Il margine di ampiezza della funzione  $G_1(s)$  può essere calcolato utilizzando il criterio di Routh:  $K^* = \frac{3 \cdot 3 \cdot (3+3)}{108} = 0.5$ . Esistono tre punti di intersezione tra  $G_1(j\omega)$  e  $-1/F(X)$ :

$$X_1 = 3.395, \quad X_2 = 4.084, \quad X_3 = 9.557,$$

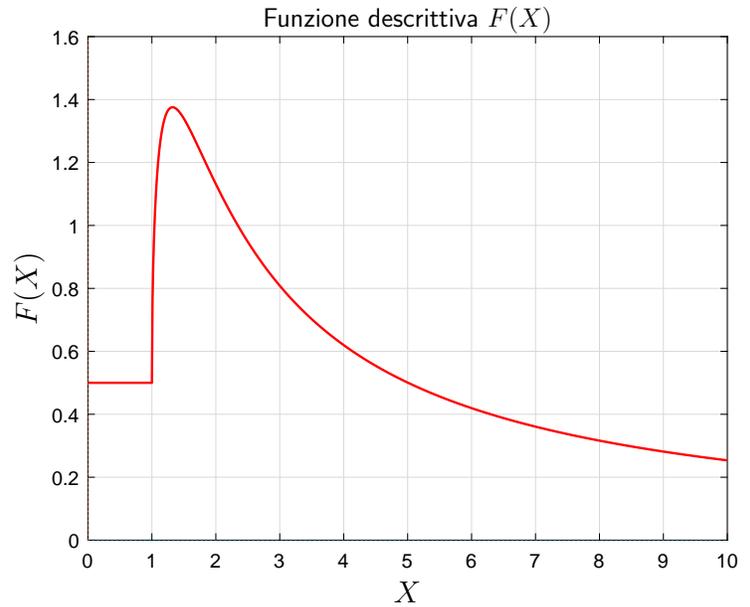
tutti e tre alla pulsazione  $\omega = 3$ . La prima e la terza intersezione rappresentano cicli limite stabile, la seconda un ciclo limite instabile. L'ampiezza  $X_1$  della prima oscillazione può essere determinata esattamente utilizzando l'espressione di  $F(X)$  sopra riportata:

$$F(X) = 0.5 \quad \rightarrow \quad X_1 = \frac{16}{1.5\pi} = 3.395$$

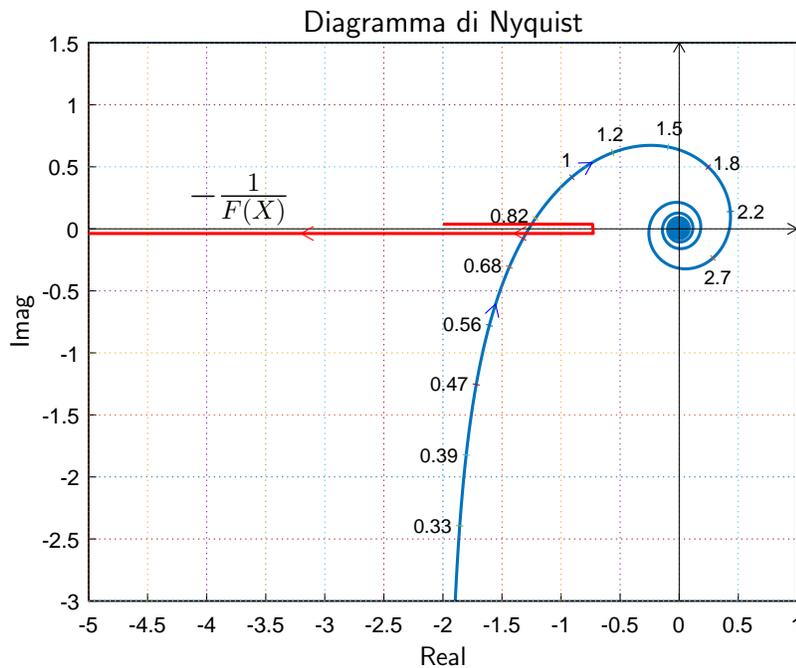
## Esempio.

Sia dato il sistema  $G_1(s) = \frac{e^{-2s}}{s}$  posto in retroazione negativa su di una non linearità caratterizzata dalla funzione descrittiva  $F(X)$  mostrata in figura.

Supponendo che l'ingresso sia nullo,  $r(t) = 0$ , determinare la pulsazione  $\omega$  e l'ampiezza  $X$  (approssimata) delle eventuali oscillazioni autosostenute presenti nel sistema retroazionato.



Il diagramma di Nyquist della funzione  $G_1(s)$  è di tipo a spirale:



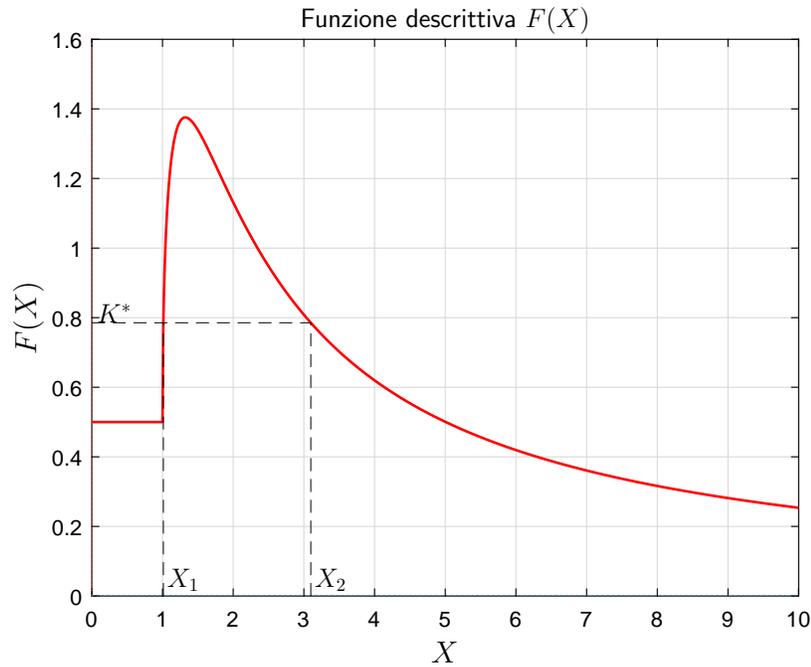
La prima intersezione con il semiasse negativo si ha in corrispondenza della pulsazione:

$$\omega_0 = \frac{1}{t_0} \left( \frac{\pi}{2} - M_F \right)_{M_F=0} = \frac{\pi}{2t_0} = \frac{\pi}{4} = 0.7854$$

Tale valore corrisponde anche al margine di ampiezza del sistema:

$$M_\alpha = K^* = \omega_0 = \frac{\pi}{4} = 0.7854$$

Entrando nel grafico della funzione descrittiva  $F(X)$  con il valore  $K^* = 0.7854$  si individuano 2 intersezioni alle quali corrispondono due oscillazioni autosostenute.



Le ampiezze  $X_1$  e  $X_2$  di queste autooscillazioni sono:

$$X_1 = 1.014, \quad X_2 = 3.098,$$

L'oscillazione di ampiezza  $X_1$  è instabile, mentre quella di ampiezza  $X_2$  è stabile. Entrambe le oscillazioni avvengono alla pulsazione  $\omega_0 = 0.7854$ .

L'ampiezza  $X_2 \simeq 3$  e il periodo  $T = 2\pi/\omega_0 = 8$  s dell'oscillazione calcolati teoricamente concordano bene con i seguenti risultati simulativi:

