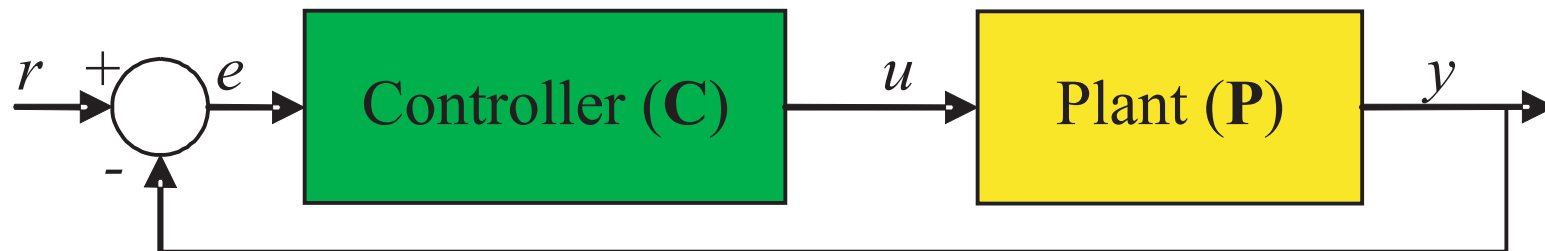


# Szabályozástechnika

## Tantermi gyakorlat 1

# Miért van szükség szabályozástechnikára? Mi a szabályozástechnika célja?

## A szabályozási kör tömör működési vázlatja



## Példák:

- Termosztát
- Erőművek
- Járművek (autó, repülő)
- Robotok
- rakéta
- Merevlemez

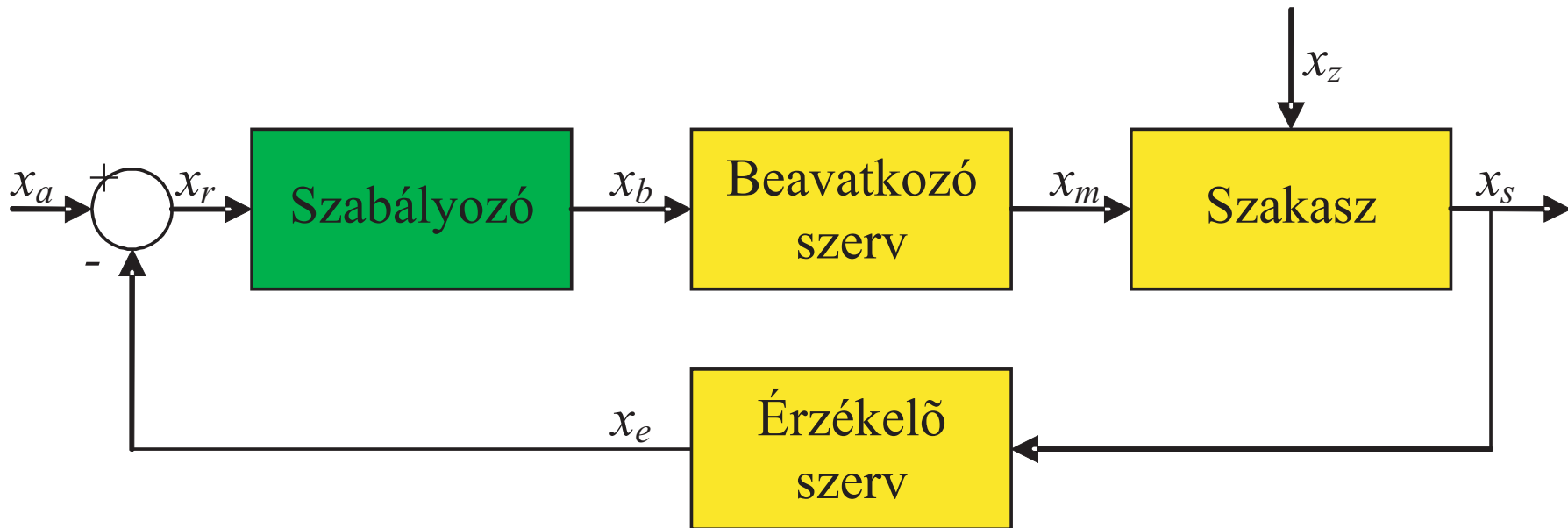
Képzeljünk el egy repülőt amely

- 2400 km/s sebességgel
- 3mm-re a föld felett
- egyenként 2.5 cm-es széles sávval rendelkező 100 000 sávós autópályán
- Előre előírt gyors sávváltásokat valósít meg
- A sávok nem egyenesek, hanem hullámosan kanyarodnak
- Nincsenek sávokat elhatároló jelek felfestve (csak nagyon ritkán pontszerűen)

Skálázzuk le a fentieket 100 000-ed részére.



## A szabályozási kör elvi felépítése



Feltevések:

$$f(t) = 0 \quad , \text{ ha } t \text{ negatív}$$

$$\int_0^{\infty} |f(t)| e^{-\sigma t} dt \quad \text{véges valamely véges } \sigma \text{ esetén}$$

Laplace transzformáció:

$$F(s) = \int_0^{\infty} f(t) e^{-st} dt$$

Inverz Laplace transzformáció:

$$f(t) = \frac{1}{2\pi j} \int_{c-j\omega}^{c+j\omega} F(s) s^{st} ds \quad s = j\omega$$



$$\mathcal{L}\{1(t)\} = \frac{1}{s}$$

$$\mathcal{L}\{\delta(t)\} = 1$$

$$\mathcal{L}\{e^{\alpha t}\} = \frac{1}{s - \alpha}$$

$$\mathcal{L}\{-e^{-t/T}\} = \frac{1}{s(1 + sT)}$$

$$\mathcal{L}\{\sin \omega_0 t\} = \frac{\omega_0}{s^2 + \omega_0^2}$$

$$\mathcal{L}\{\cos \omega_0 t\} = \frac{s}{s^2 + \omega_0^2}$$

$$\mathcal{L}\{t^n\} = \frac{n!}{s^{n+1}}$$

$$\mathcal{L}\left\{\frac{df(t)}{dt}\right\} = sF(s) - f(0)$$

$$\mathcal{L}\left\{\int_0^t f(\tau) d\tau\right\} = \frac{F(s)}{s}$$

$$\mathcal{L}\left\{\frac{d^n f(t)}{dt^n}\right\} = s^n F(s) - s^{n-1} f(0) - s^{n-2} f'(0) - \dots - f^{(n-1)}(0)$$

$$\mathcal{L}\left\{\int_0^t f_1(t) f_2(t - \tau) d\tau\right\} = F_1(s) F_2(s)$$

$$\lim_{t \rightarrow 0} f(t) = \lim_{s \rightarrow \infty} sF(s)$$

$$\lim_{t \rightarrow \infty} f(t) = \lim_{s \rightarrow 0} sF(s)$$



Legyen az átviteli függvény egy racionális törtfüggvény:

$$F(s) = \frac{4s + 3}{s^2 (s + 1)(4s + 1)(10s + 1)}$$

Az inverz Laplace transzformáció Matlabban:

```
>> [r,p,k]=residue([4 3],conv(conv(conv([4 1],[10 1]),[1 1]),[1 0 0]) )
r =
-0.0370
-7.1111
48.1481
-41.0000
3.0000
p =
-1.0000
-0.2500
-0.1000
0
0
k =
[]
```

Az eredmény értelmezése:

$$F(s) = \frac{r_1}{s - p_1} + \frac{r_2}{s - p_2} + \dots + \frac{r_n}{s - p_n} + k(s)$$

$$F(s) = \frac{4s + 3}{s^2 (s + 1)(4s + 1)(10s + 1)} = -\frac{0.037}{s + 1} - \frac{7.1111}{s + 0.25} + \frac{48.1481}{s + 0.1} - \frac{41}{s} + \frac{3}{s^2}$$

$$f(t) = 3t - 41 - 0,037e^{-t} - 7,1111e^{-0,25t} + 48,1481e^{-0,1t}, \text{ ha } t \geq 0$$





Többszörös pólus esetén:

$$\frac{r_j}{s - p_j} + \frac{r_{j+1}}{(s - p_j)^2} + \dots + \frac{r_{j+m-1}}{(s - p_j)^m}$$

Tag:



A tag átviteli függvénye:

$$W(s) = \frac{Y(s)}{U(s)} = \frac{b_0 s^{m-1} + \dots + b_{m-1} s + b_m}{s^n + a_1 s^{n-1} + \dots + a_{n-1} s + a_n}, \quad n > m$$

$$W(s) = k \frac{\prod_{i=1}^m (s - z_i)}{\prod_{j=1}^n (s - p_j)}$$

A számláló gyökei az átviteli függvény (a tag) zérusai. A nevező gyökei az átviteli függvény (a tag) pólusai.

A kimenet Laplace  
transzformáltja:

$$Y(s) = W(s)U(s)$$

Az átviteli függvény az  
állapotteres alakból:

Az ugrásválasz  
Laplace transzformáltja:

$$V(s) = \frac{W(s)}{s}$$

$$sX(s) = AX(s) + BU(s)$$

$$X(s) = (sI - A)^{-1} BU(s)$$

Az állapotteres leírás:

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

$$y = Cx + Du$$

$$Y(s) = [C(sI - A)^{-1} B + D]U(s)$$

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

Időtartom ány típusa	Reprezentáció	Tárolt struktúra mezői
Folytonos	Átviteli függvény tf	num – számláló(k) cellatömbje den – nevező(k) cellatömbje
Folytonos	Zérus – Pólus – Erősítés zp	z – zérusok cellatömbje p – pólusok cellatömbje k – erősítések mátrixa
Folytonos	Állapotegyenlet ss	a – állapotmátrix b – bemeneti erősítés mátrixa c – kimeneti erősítés mátrixa d – közvetlen erősítések mátrixa

Időtartom ány típusa	Reprezentáció	Tárolt struktúra mezői
Diszkrét	Átviteli függvény	num – számláló(k) cellatömbje den – nevező(k) cellatömbje Ts – mintavételi periódusidő
Diszkrét	Zérus – Pólus – Erősítés	z – zérusok cellatömbje p – pólusok cellatömbje k – erősítések mátrixa Ts – mintavételi periódusidő
Diszkrét	Állapotegyenlet	a – állapotmátrix b – bemeneti erősítés mátrixa c – kimeneti erősítés mátrixa d – közvetlen erősítések mátrixa Ts – mintavételi periódusidő



Tartomány	Módszer	Matlab utasítás	Magyarázat
Frekvencia	Bode-diagram	bode	A pozitív képzetes féltengely képe az átviteli függvény alatt. A diagram egy amplitúdó-jelleggörbéből és egy fázis-jelleggörbéből áll.
Frekvencia	Nyquist-diagram	nyquist	A képzetes tengely képe az átviteli függvény alatt a komplex számsíkon. A kép mindig tengelyszimmetrikus a számsík valós tengelyére.
Frekvencia	pólus-zérus eloszlás	pzmap	Az átviteli függvény pólusai és zérusai a komplex számsíkon
Idő	impulzusválasz	impulse	időfüggvény kerül (nulla kezdeti feltételek mellett).
Idő	Ugrásválasz	step	időfüggvény kerül (nulla kezdeti feltételek mellett).

**Bármely átviteli függvény előállítható  
egytárlós és kéttárolós tagok  
párhuzamos vagy soros kapcsolásával.**

## Egytárolós tag

átviteli függvénye: 
$$W(s) = \frac{1}{1 + Ts} \quad (T \text{ pozitív})$$

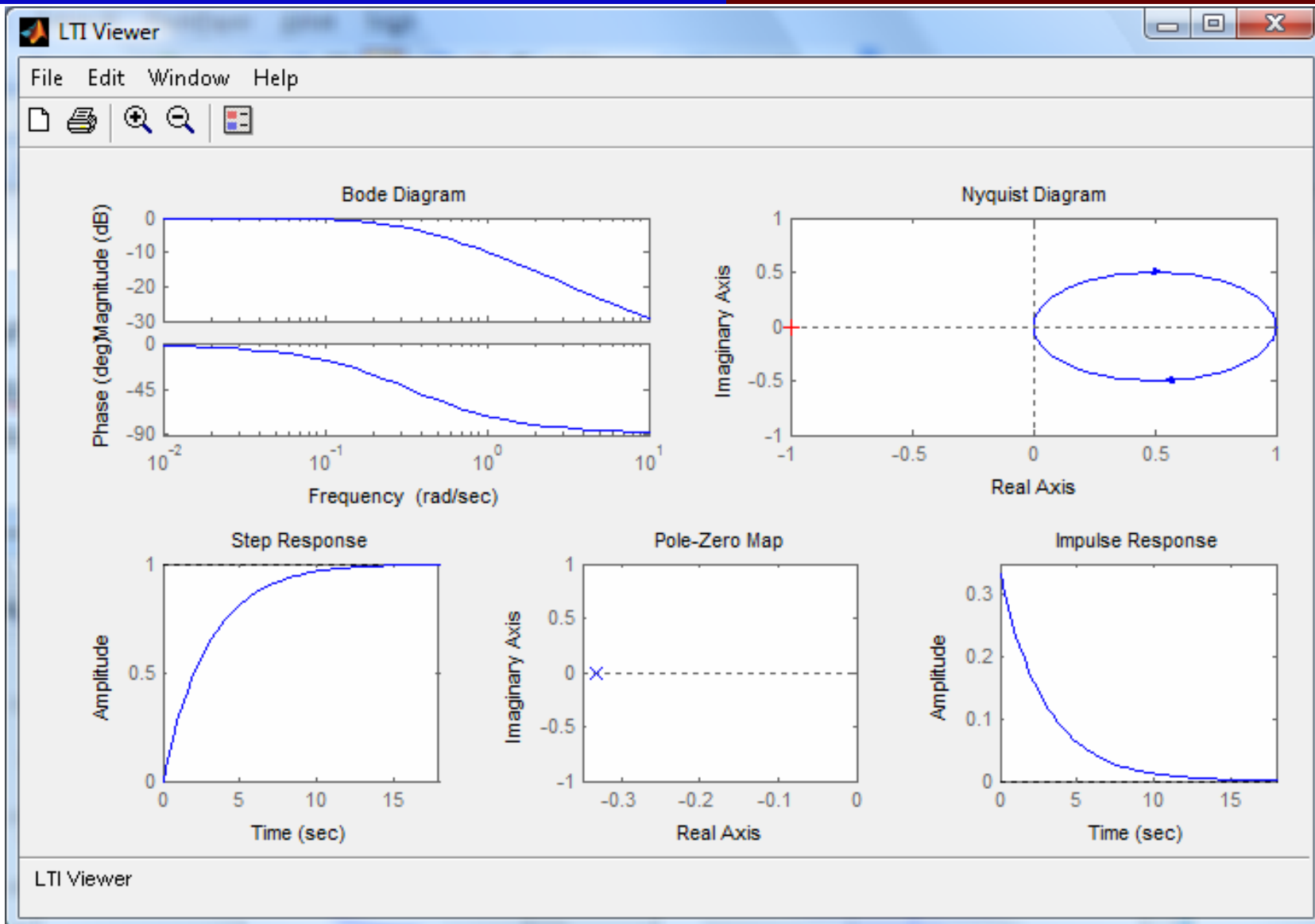
pólusa: 
$$-\frac{1}{T}$$

ugrásválasza: 
$$v(t) = \mathcal{L}^{-1} \left\{ \frac{1}{s(Ts + 1)} \right\} = 1 - e^{-t/T}, \quad t \geq 0$$
$$v(\infty) = 1$$

impulzusválasza: 
$$w(t) = \frac{1}{T} e^{-t/T}, \quad t \geq 0$$



$T = 3 \text{ sec}$



Bode diagram amplitúdó- és fázis-jelleggörbéje:

$$a_{dB}(\omega) = 20 \lg |W(j\omega)| = 20 \lg \frac{1}{\sqrt{1 + (\omega T)^2}} = -20 \lg \sqrt{1 + (\omega T)^2}$$

$$\varphi(\omega) = \arg W(j\omega) = -\arctan(\omega T)$$





## Kéttárolós lengő tag

átviteli függvénye: 
$$W(s) = \frac{1}{1 + 2\xi Ts + T^2 s^2} = \frac{\omega_0^2}{\omega_0^2 + 2\xi\omega_0 s + s^2} \quad \omega_0 = \frac{1}{T} \quad (T \text{ pozitív})$$

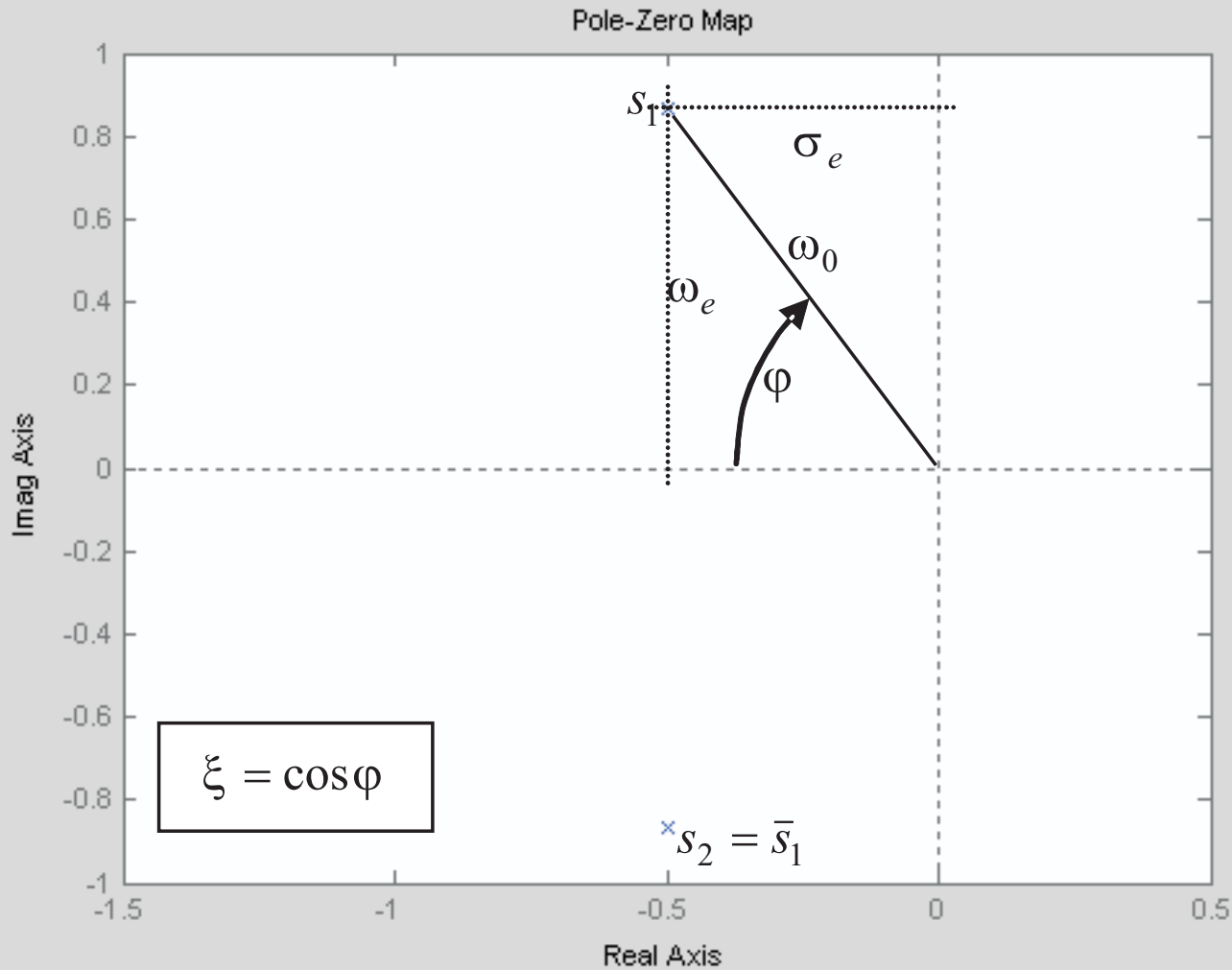
pólusai: 
$$s_{1,2} = -\omega_0 \xi \pm j\omega_0 \sqrt{1 - \xi^2} \quad 0 \leq \xi < 1$$

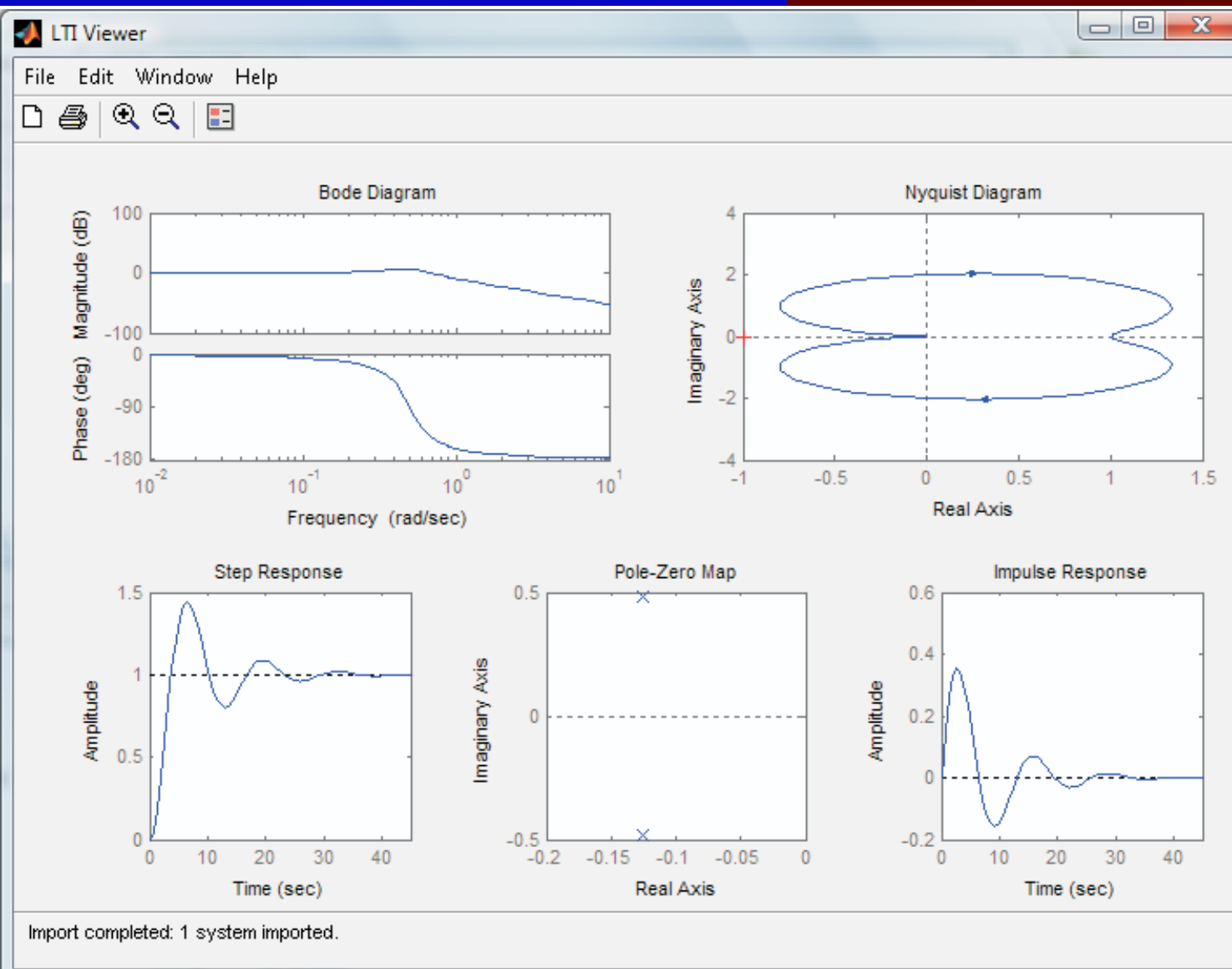
$$s_{1,2} = -\sigma_e \pm j\omega_e \quad \sigma_e := \omega_0 \xi \quad \omega_e := \omega_0 \sqrt{1 - \xi^2}$$

ugrásválasza: 
$$v(t) = 1 - \frac{e^{-\xi\omega_0 t}}{\sqrt{1 - \xi^2}} \sin(\omega_0 \sqrt{1 - \xi^2} t + \arccos \xi), \quad t \geq 0$$

impulzusválasza: 
$$w(t) = -\frac{\omega_0}{\omega_e} e^{-\sigma_e t} (-\sigma_e \sin(\omega_e t + \varphi) + \omega_e \cos(\omega_e t + \varphi)), \quad t \geq 0$$







$$\xi = 0.25$$

$$T = 2 \text{ sec}$$

Bode diagram amplitúdó- és fázis-jelleggörbéje:

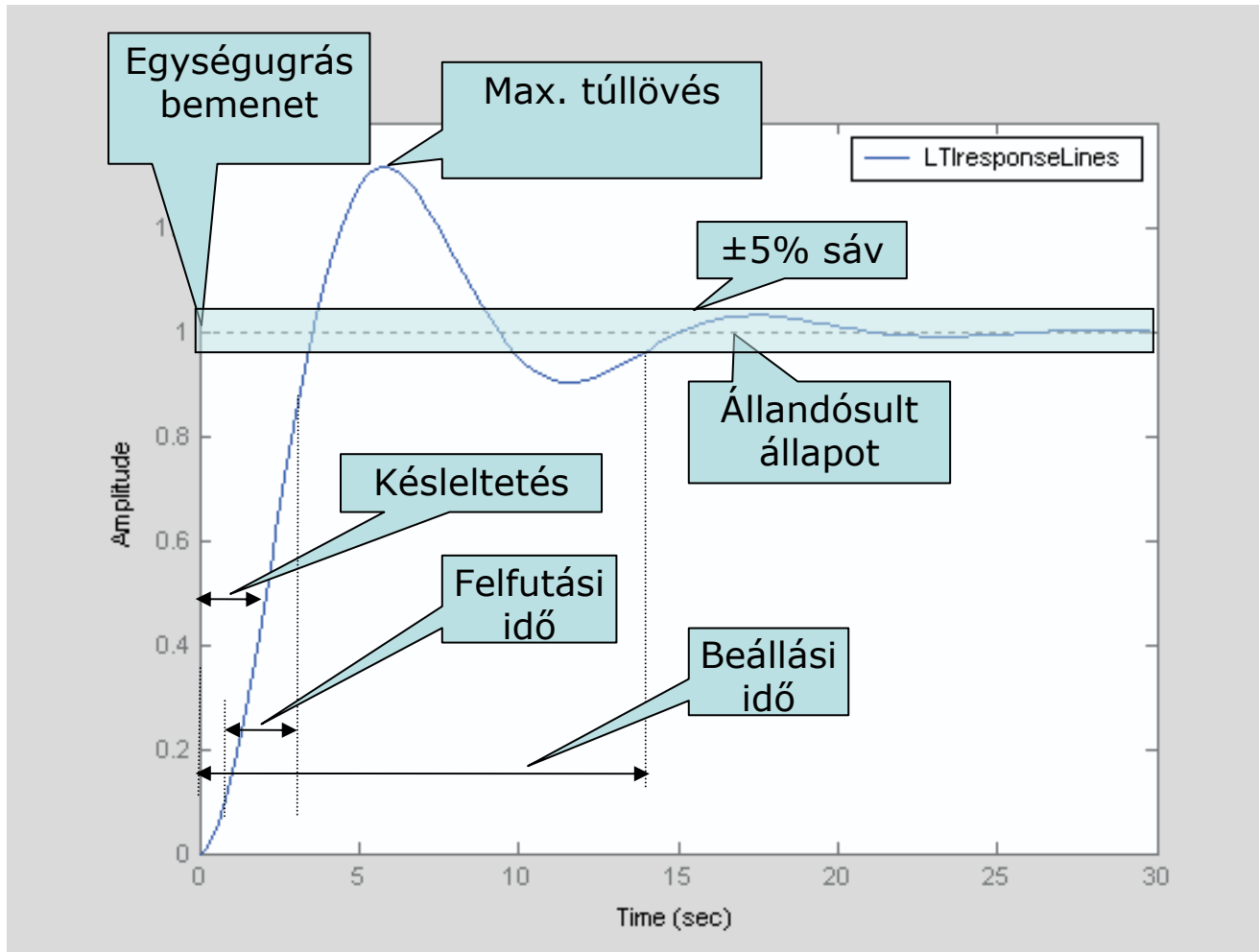
$$a_{dB}(\omega) = -20 \lg \sqrt{(1 - \omega^2 T^2)^2 + 4\xi^2 T^2 \omega^2}$$

$$\varphi(\omega) = -\arctan \frac{2\xi T \omega}{1 - \omega^2 T^2}$$

Az ugrásválasz első maximumhelye:

$$\frac{d}{dt}v(t) = w(t) = 0 \Rightarrow \frac{\omega_0}{\sqrt{1-\xi^2}} e^{-\zeta\omega_0 t} \sin \omega_0 \sqrt{1-\xi^2} t = 0$$

$$T_k = \frac{k\pi}{\omega_0 \sqrt{1-\xi^2}} \Rightarrow T_m = \frac{\pi}{\omega_0 \sqrt{1-\xi^2}}$$

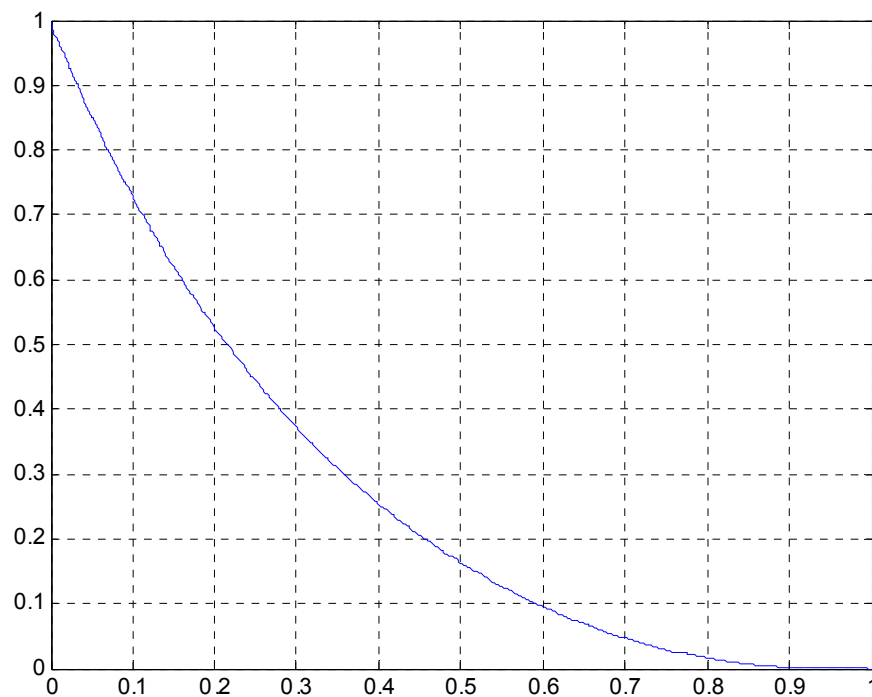


Az maximális túllövés mértéke:

$$\Delta v = v(T_m) - 1 = \exp\left(-\frac{\pi\xi}{\sqrt{1-\xi^2}}\right)$$

A túllövés a csillapítás függvényében:

```
>> ksi = 0:0.01:1;  
>> Deltav = exp(-pi*ksi./sqrt(1-ksi.^2));  
Warning: Divide by zero.  
>> plot(ksi,Deltav); grid on;
```



A kéttárolós rendszer esetében az ugrásválasz exponenciális burkológörbéjének segítségével számítható ki, hogy a válasz mikor kerül a végérték körüli  $\alpha$  %-os sávba

$$\exp(-\sigma_e T_{\alpha\%}) = \frac{\alpha}{100} \quad T_{\alpha\%} = \frac{\ln \frac{100}{\alpha}}{\sigma_e}$$

Speciálisan:

$$T_{2\%} = \ln \frac{50}{\sigma_e} \approx \frac{4}{\sigma_e} \quad T_{5\%} = \frac{\ln 20}{\sigma_e} \approx \frac{3}{\sigma_e}$$





Nemlineáris rendszer alakja:

$$\dot{x} = f(x, u) \quad x \in R^n; u \in R^r$$

$$y = h(x, u) \quad y \in R^m$$

Egyensúlyi állapot, bemenet, kimenet:

$$0 = f(x_0, u_0)$$

$$y_0 = h(x_0, u_0)$$

Legyen  $\delta x = x - x_0$ ,  $\delta u = u - u_0$ ,  $\delta y = y - y_0$



Linearizált rendszer állapotegyenletének mátrixai:

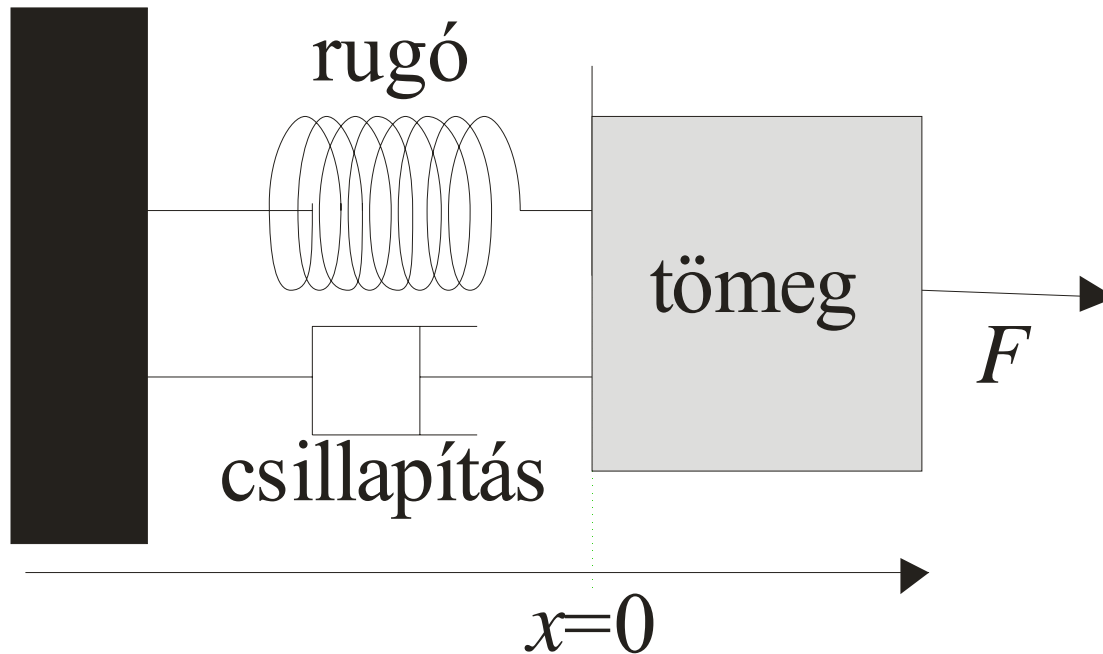
$$A = Df_x|_{x_0, u_0} = \begin{bmatrix} \frac{\partial f_1}{\partial x_1} & \dots & \frac{\partial f_1}{\partial x_n} \\ \vdots & & \vdots \\ \frac{\partial f_n}{\partial x_1} & \dots & \frac{\partial f_n}{\partial x_n} \end{bmatrix}_{x_0, u_0}$$

$$B = Df_u|_{x_0, u_0} = \begin{bmatrix} \frac{\partial f_1}{\partial u_1} & \dots & \frac{\partial f_1}{\partial u_r} \\ \vdots & & \vdots \\ \frac{\partial f_n}{\partial u_1} & \dots & \frac{\partial f_n}{\partial u_r} \end{bmatrix}_{x_0, u_0}$$

$$C = Dh_x|_{x_0, u_0} = \begin{bmatrix} \frac{\partial h_1}{\partial x_1} & \dots & \frac{\partial h_1}{\partial x_n} \\ \vdots & & \vdots \\ \frac{\partial h_m}{\partial x_1} & \dots & \frac{\partial h_m}{\partial x_n} \end{bmatrix}_{x_0, u_0}$$

$$D = Dh_u|_{x_0, u_0} = \begin{bmatrix} \frac{\partial h_1}{\partial u_1} & \dots & \frac{\partial h_1}{\partial u_r} \\ \vdots & & \vdots \\ \frac{\partial h_m}{\partial u_1} & \dots & \frac{\partial h_m}{\partial u_r} \end{bmatrix}_{x_0, u_0}$$

## Mechanikai lengő rendszer:



$$m = 2 \text{ kg}$$

$$k = 0.5 \text{ N / m}$$

$$b = 0.25 \text{ Ns / m}$$

Mozgásegyenlet:

$$m\ddot{x} = F - kx - b\dot{x}$$



Állapotok:

$$x_1 = x, x_2 = \dot{x}$$

Bemenet:

$$u = F$$

Kimenet:

$$y = x_1$$

Állapotegyenlet:

$$\dot{x}_1 = x_2$$

$$\dot{x}_2 = -\frac{k}{m}x_1 - \frac{b}{m}x_2 + \frac{1}{m}u$$

$$y = x_1$$

$$\dot{x} = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ -\frac{k}{m} & -\frac{b}{m} \end{bmatrix} x + \begin{bmatrix} 0 \\ \frac{1}{m} \end{bmatrix} u$$

Az *átviteli függvény* a mozgásegyenlet vagy az állapotegyenlet Lapalce-transzformálásával is előállítható :

$$ms^2Y(s) = U(s) - kY(s) - bsY(s)$$

$$W(s) = \frac{Y(s)}{U(s)} = \frac{1}{ms^2 + bs + k} = \frac{1}{k} \cdot \frac{1}{1 + \frac{b}{k}s + \frac{m}{k}s^2}$$

Ez egy kéttárolós lengőtag:

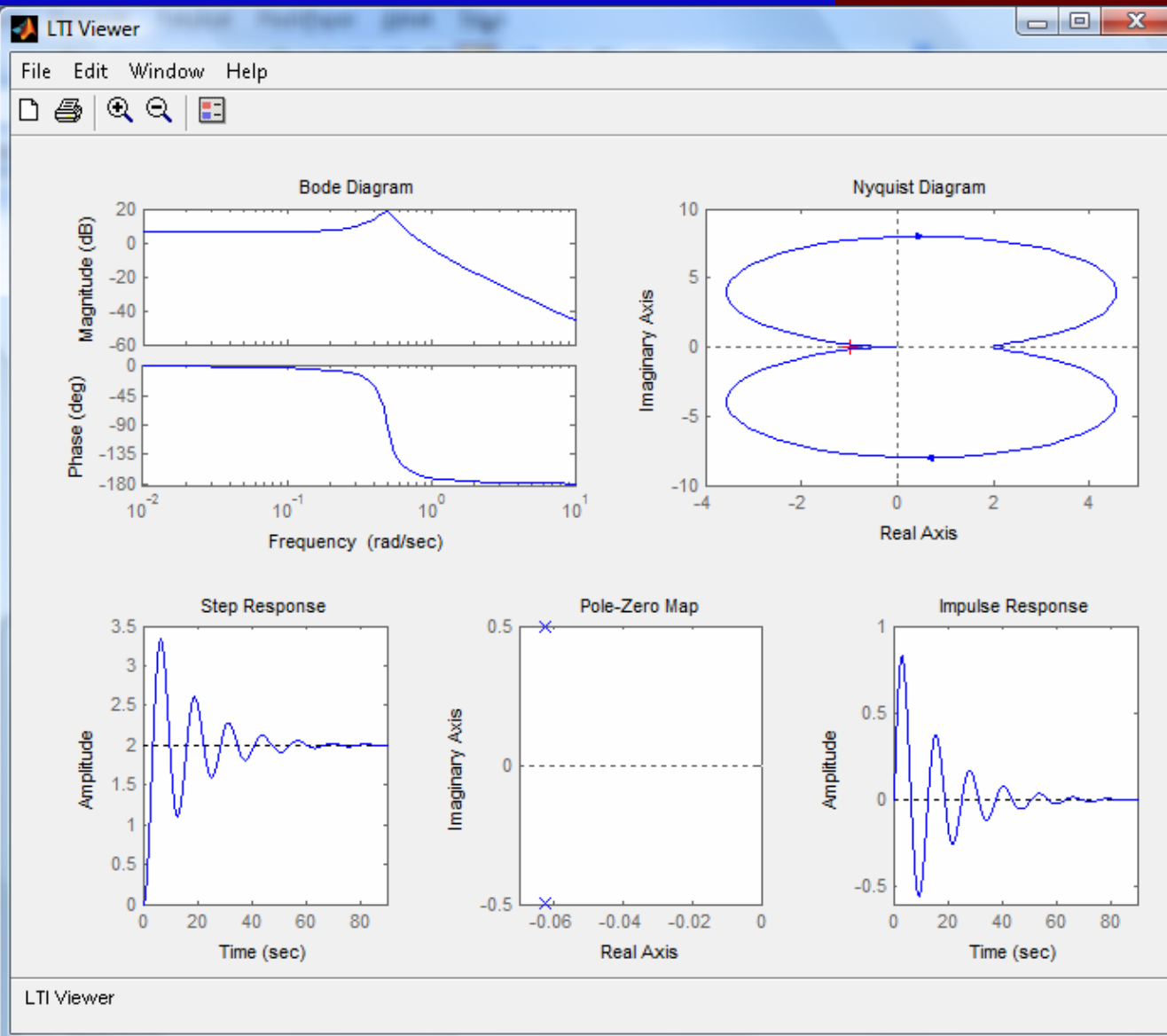
$$A = \frac{1}{k}$$

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

$$2\xi T = 2\xi \sqrt{\frac{m}{k}} = \frac{b}{k}$$

$$\xi = \frac{b}{2\sqrt{km}}$$





Legyen :

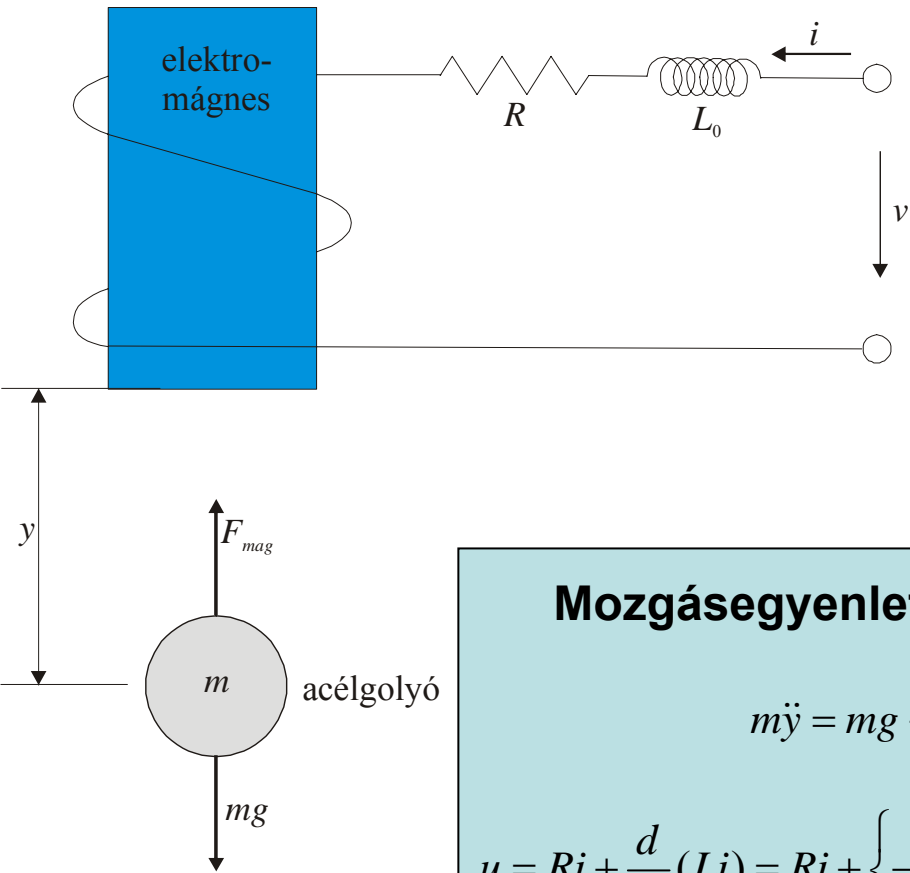
$$T = 2 \text{ sec}$$

$$\xi = 0.125$$

$$T_m = 6.3329 \text{ sec}$$

$$\Delta v = 0.6731$$

# Mágneses lebegtetés:



Legyen:

Légrészhez tartozó induktivitásváltozás:

A tekercs induktivitása:

A tekercs ellenállása:

A golyó tömege:

Nehézségi gyorsulás:

$$L = \frac{Q}{y} + L_0$$

$$Q = 0.001 \text{ Hm}$$

$$L_0 = 0.5 \text{ H}$$

$$R = 10 \Omega$$

$$m = 0.8 \text{ kg}$$

$$g = 9.8 \text{ kgm} / \text{s}^2$$

## Mozgásegyenlet:

$$m\ddot{y} = mg + \frac{i^2}{2} \frac{dL}{dy} = mg + \frac{i^2}{2} \left( -\frac{Q}{y^2} \right) \Rightarrow \ddot{y} = g - \frac{Qi^2}{2my^2}$$

$$u = Ri + \frac{d}{dt}(Li) = Ri + \left\{ -\frac{Q}{y^2} \frac{dy}{dt} i + \left( \frac{Q}{y} + L_0 \right) \frac{di}{dt} \right\} \Rightarrow \frac{di}{dt} = \left( \frac{Q}{y} + L_0 \right)^{-1} \left( u - Ri + \frac{Q\dot{y}i}{y^2} \right)$$

Állapotok:

$$x = (x_1, x_2, x_3)^T = (y, \dot{y}, i)^T$$

Bemenet:  $u = F$

Kimenet:  $y = x_1$

Állapotegyenlet:

$$\dot{x}_1 = x_2$$

$$\dot{x}_2 = g - \frac{Qx_3^2}{2mx_1^2}$$

$$\dot{x}_3 = \left( \frac{Q}{x_1} + L_0 \right)^{-1} \left( u - Rx_3 + \frac{Qx_2x_3}{x_1^2} \right)$$

$$y = x_1$$

Egyensúlyban a golyó mozdulatlan:  $x_2 = \dot{y} = 0$

Legyen az egyensúly:  $x_{10} = y_0 = 0.01$

Az egyensúlyhoz szükséges tekercsáram:

$$x_{30} = i_0 = \sqrt{\frac{2mgy_0^2}{Q}} = 1.2522 \text{ A}$$

Egyensúlyban a tekercs feszültsége:

$$u_0 = v_0 = Ri_0 = 12.522 \text{ V}$$

A munkaponthoz tartozó linearizált rendszer állapotegyenlete:

$$A = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ \frac{Qx_3^2}{mx_1^{-3}} & 0 & -\frac{Qx_3}{mx_1^2} \\ a_{31} & \frac{Qx_1x_3}{x_1^2(Q+L_0x_1)} & \frac{Qx_2 - Rx_1^2}{x_1(Q+L_0x_1)} \end{bmatrix}_{x_0, u_0} = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 1960 & 0 & -15.65 \\ 0 & 20.87 & -16.66 \end{bmatrix}$$

$$B = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ \frac{x_1}{Q+L_0x_1} \end{bmatrix}_{x_0, u_0} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 1,6667 \end{bmatrix} \quad C = [1 \quad 0 \quad 0]$$

Egy nemlineáris rendszer adott munkapont körüli linearizált állapotegyenletének meghatározását a Matlab Simulink eszköze és a linmod utasítás is támogatja

Ahol:

$$a_{31} = \frac{(u - Rx_3)(Q + Lx_1) - Lx_1(u - Rx_3)}{(Q + Lx_1)^2} + \frac{Qx_1^2x_2x_3(Q + Lx_1) - Q^2x_1^2x_2x_3(2 + 3Lx_1)}{(Qx_1^2 + Lx_1^3)}$$