

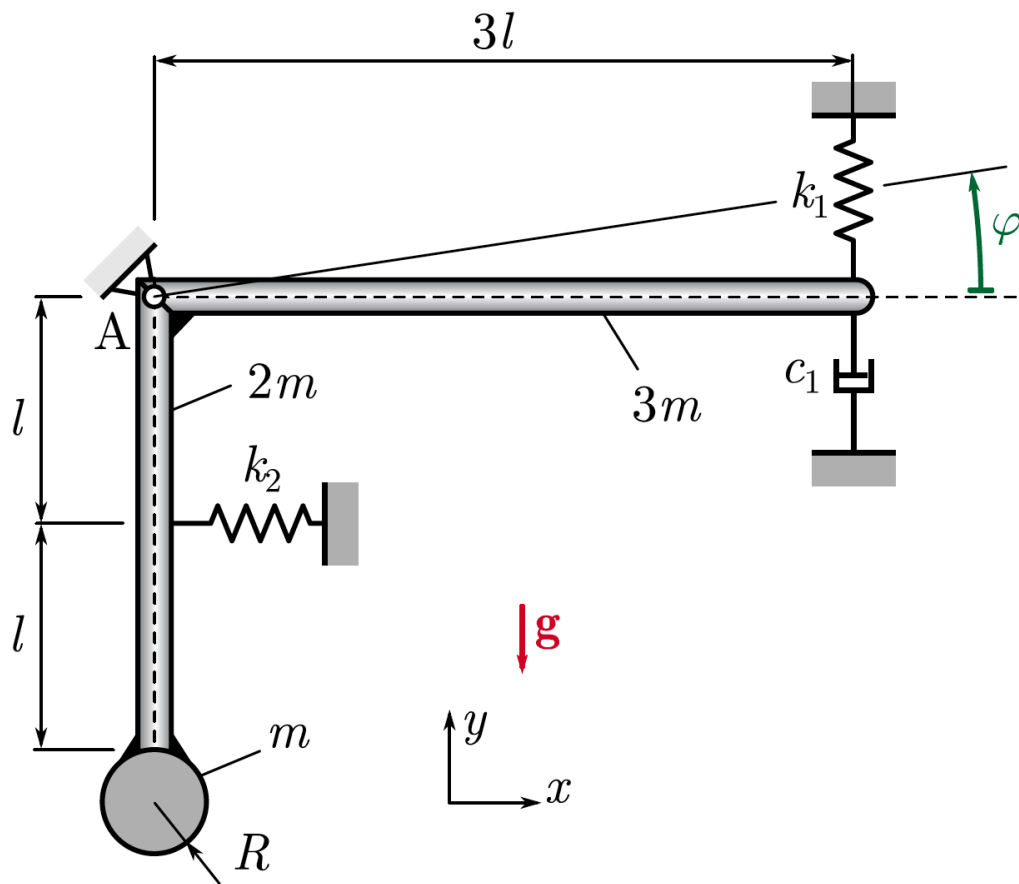
5. Gyakorlat - 1 DoF csillapított lengő kar

2021.03.08

Feladat:

```
In [1]: from IPython.display import Image  
Image(filename='gyak_5_1.png',width=500)
```

Out[1]:



A mellékelt ábrán egy lengőkar látható, ami két különböző tömegű és hosszúságú rúdból és a hozzá csatlakozó R sugarú korongból áll. A két rúd két k_1 , illetve k_2 merevségű rugón és egy c_1 csillapítási tényezőjű csillapító elemen keresztül csatlakozik a környezetéhez. A lengőkar csak az A csukló körül tud elfordulni. A mozgást leíró általános koordináta a φ szög, melyet a vízszintes egyenestől mérünk. A lengőkar a Föld gravitációs terében helyezkedik el, egyensúlyi helyzete a $\varphi = 0$ pozícióban van, ahol a k_2 merevségű rugó feszítetlen.

Adatok:

$$l = 0,2 \text{ m} \quad k_1 = 300 \text{ N/m}$$

$$R = 0,1 \text{ m} \quad k_2 = 10 \text{ N/m}$$

$$m = 0,12 \text{ kg} \quad c_1 = 2 \text{ Ns/m}$$

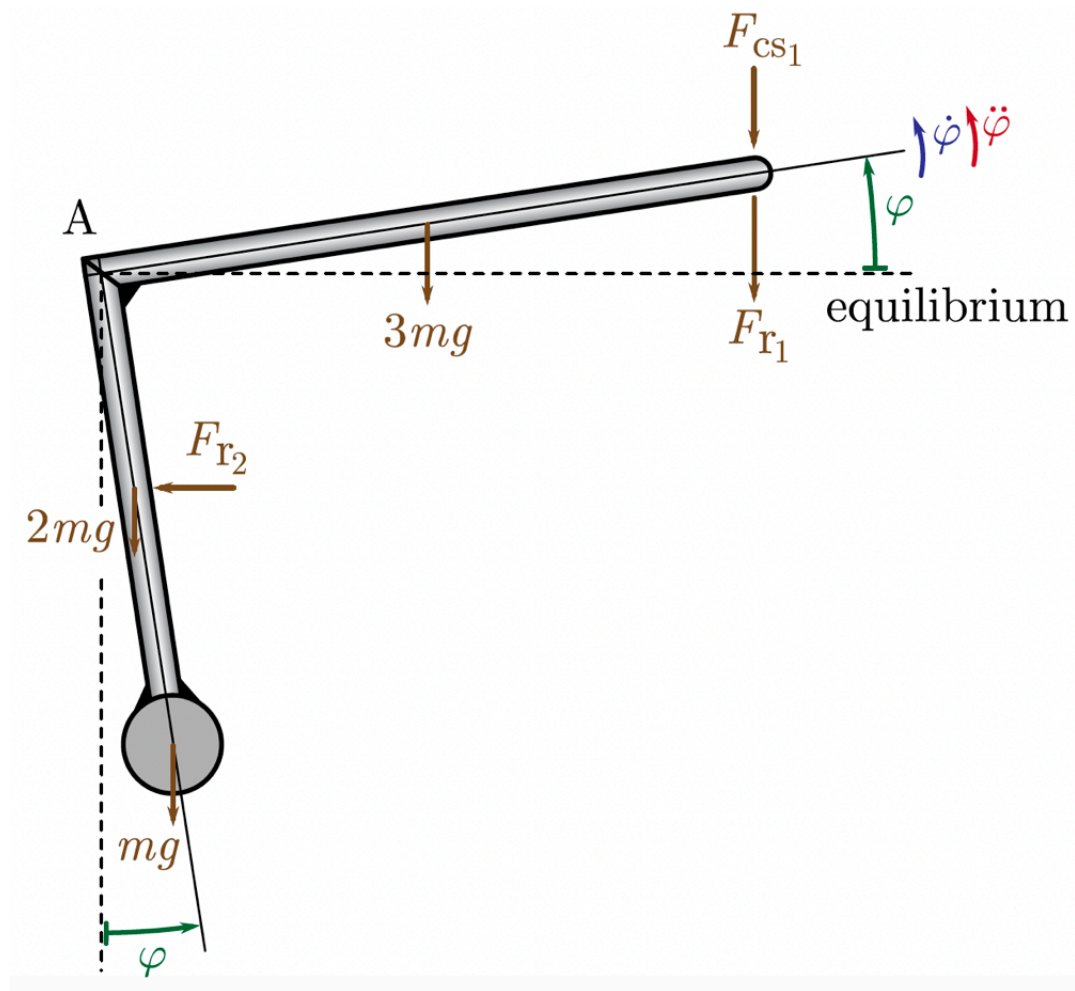
Részfeladatok:

1. Írja fel a mozgásegyenletet és számítsa ki a csillapítatlan (ω_n) illetve csillapított sajátfrekvenciákat (ω_d), és a reaktív csillapítási tényezőt (ζ)!
2. Számítsa ki a kritikus csillapítási tényezőt (c_{cr})!
3. Számítsa ki a k_1 merevségű rugóhoz tartozó maximális rugóerő értékét a következő kezdeti feltételek esetén: $\varphi(t=0) = \varphi_0 = 0,01[\text{rad}]$; $\dot{\varphi}(t=0) = 0[\text{rad/s}]$!

Megoldás:

```
In [2]: from IPython.display import Image
Image(filename='gyak_5_2.png',width=500)
```

Out[2]:



1. Feladat:

A fenti ábrán a lengőkar szabadtest ábrája látható az egyensúlyi helyzetből kitérített helyzetében. Egy korábbi példában (3. gyakorlat) már be lett mutatva, hogy milyen egyszerűsítéssel lehet élni annak érdekében, hogy linearizáljunk egy ilyen lengőrendszert. Röviden összefoglalva az egyszerűsítéseket:

- a vízszintes rúdelemre ható gravitációs erőnek nincs hatása a sajátkörfrekvenciára (viszont hatása lehet a maximális rugóerőkre);
- a rugók deformációja az egyensúlyi helyzetből mért ívhosszakkal jól közelíthetők.

A mozgásegyenlet Newton II. alapján:

$$\dot{\mathbf{I}} = \mathbf{F}. \quad (1)$$

Ebből az SZTA alapján (és $\cos\varphi \approx 1$, illetve a $\sin\varphi \approx \varphi$ közelítéseket alkalmazva) adódik:

$$\Theta_A \ddot{\varphi} = -F_{r,1}3l - F_{r,2}l - F_{cs,1}3l - 3mg\frac{3}{2}l - 2mgl\varphi - mg(2l + R)\varphi, \quad (2)$$

ahol a csillapításból adódó erő és a rugerők

$$F_{cs,1} \cong c_1 3l\dot{\varphi}, \quad F_{r,1} \cong F_{r,1st} + k_1 3l\varphi, \quad F_{r,2} \cong k_2 l\varphi \quad (3)$$

(megjegyzés: a mozgásegyenletben szereplő $-3mg\frac{3}{2}l$ tag és a k_1 merevségű rugó statikus deformációjából adódó erő ($F_{r,1st}$) kiegyenlítik egymást, így kiesenek az egyenletből). Tehát a mozgásegyenlet:

$$\Theta_A \ddot{\varphi} = -9l^2 k_1 \varphi - l^2 k_2 \varphi - 9l^2 c_1 \dot{\varphi} - 2mgl\varphi - mg(2l + R)\varphi. \quad (4)$$

A szerkezet tehetetlenségi nyomatékát a Steiner tétel segítségével lehet az A pontra meghatározni:

$$\Theta_A = \frac{1}{3}3ml(3l)^2 + \frac{1}{3}2ml(2l)^2 + \frac{1}{2}mR^2 + m(2l + R)^2. \quad (5)$$

```
In [3]: import sympy as sp
from IPython.display import display, Math
sp.init_printing()
```

```
In [4]: l, R, m, k1, k2, c1,  $\theta_A$ , g = sp.symbols("l, R, m, k1, k2, c1,  $\theta_A$ , g", real=True)

# Készítsünk behelyettesítési listát az adatok alapján, SI-ben
adatok = [(l, 0.2), (R, 0.1), (m, 0.12), (k1, 300), (k2, 10), (c1, 2), (g, 9.81)]

# Az általános koordináta definiálása az idő függvényeként
t = sp.symbols("t", real=True, positive=True)
 $\phi_t$  = sp.Function('φ')(t)

# A z tengelyre számított perdület derivált az A pontban
dΠ_Az =  $\theta_A$ * $\phi_t$ .diff(t,2)

# A z tengelyre számított nyomaték az A pontban
M_Az = -9*l**2*k1* $\phi_t$ -l**2*k2* $\phi_t$ -9*l**2*c1* $\phi_t$ .diff(t)-2*m*g*l* $\phi_t$ -m*g*(2*l+R)

# A dinamika alapegyenlete
# (nullára rendezve)

mozgegy = dΠ_Az-M_Az
mozgegy
```

Out[4]:
$$9c_1l^2\frac{d}{dt}\varphi(t) + 2glm\varphi(t) + gm(R+2l)\varphi(t) + 9k_1l^2\varphi(t) + k_2l^2\varphi(t) + \Theta_A\frac{d^2}{dt^2}\varphi(t)$$

```
In [5]: # Osszunk le a főegyütthatóval:
foegyutthato = mozgegy.coeff(sp.diff( $\phi_t$ ,t,2))

mozgegy = (mozgegy/foegyutthato).expand().apart( $\phi_t$ )

mozgegy
```

Out[5]:
$$\frac{9c_1l^2\frac{d}{dt}\varphi(t)}{\Theta_A} + \left(\frac{Rgm}{\Theta_A} + \frac{4glm}{\Theta_A} + \frac{9k_1l^2}{\Theta_A} + \frac{k_2l^2}{\Theta_A}\right)\varphi(t) + \frac{d^2}{dt^2}\varphi(t)$$

```
In [6]: # Írjuk be a tehetetlenségi nyomatékot
# a rúdhosszakkal és tömegekkel kifejezve
mozgegy = mozgegy.subs( $\theta_A$ , 1/3*3*m*(3*l)**2+1/3*2*m*(2*l)**2+1/2*m*R**2+m*R*l)
```

```
In [7]: # A mozgásegyenletnek ebben az alakjában
# d/dt(φ(t)) együtthatója 2ζω_n -nel
# a φ(t) együtthatója pedig ω_n^2-tel egyezik meg,
# tehát mind a három kérdéses paraméter megadható.

 $\omega_n$ _num = sp.sqrt((mozgegy.coeff( $\phi_t$ )).subs(adatok)).evalf(6)

 $\zeta$ _num = ((mozgegy.coeff( $\phi_t$ .diff(t))).subs(adatok)/(2* $\omega_n$ _num)).evalf(4)

 $\omega_d$ _num = ( $\omega_n$ _num*sp.sqrt(1- $\zeta$ _num**2)).evalf(6)

display(Math('\omega_n = {}'.format(sp.latex( $\omega_n$ _num))),
        Math('\zeta = {}'.format(sp.latex( $\zeta$ _num))),
        Math('\omega_d = {}'.format(sp.latex( $\omega_d$ _num))))

# [rad/s]
# [1]
# [rad/s]
```

$$\omega_n = 35.5523$$

$$\zeta = 0.1169$$

$$\omega_d = 35.3085$$

```
In [8]: # Később még szükség lesz a csillapított frekvenciára és periódusidőre is:
T_d_num = (2*sp.pi/omega_d_num).evalf(4)

f_d_num = (omega_d_num/(2*sp.pi)).evalf(5)
display(Math('T_d = {}'.format(sp.latex(T_d_num))),
         Math('f_d = {}'.format(sp.latex(f_d_num))))

# [s]
# [1/s]
```

$$T_d = 0.178$$

$$f_d = 5.6195$$

2. Feladat

Kritikus csillapításról akkor beszélünk, amikor a relatív csillapítási tényező éppen 1.

```
In [9]: # A mozgásegyenletnek d/dt(phi(t)) együtthatóját kell vizsgálni
mozgegy.coeff(phi_t.diff(t)).evalf(5)
```

```
Out[9]:
```

$$\frac{9.0c_1l^2}{0.5R^2m + 11.667l^2m + 4.0m(0.5R + l)^2}$$

```
In [10]: # Ez az együttható pont 2*omega_n -nel egyenlő.
# Az így adódó egyenlet megoldásával kapjuk
# a kritikus csillapítshoz tartozó c1 értéket:
z_cr = 1

# itt még nem helyettesítünk be, hanem csak kifejezzük a kritikus csillapít
c1_cr = sp.solve(mozgegy.coeff(phi_t.diff(t))-2*z_cr*omega_n_num,c1)[0]

# most már be lehet helyettesíteni
c1_cr_num = c1_cr.subs(adatok).evalf(5)
display(Math('c_{{1,cr}} = {}'.format(sp.latex(c1_cr_num))))

# [1]
```

$$c_{1,cr} = 17.105$$

3. Feladat

A k_1 merevségű rugóban az ébredő erő az alábbi alakban adható meg:

$$F_{r,1}(t) = F_{r,1st} + k_1 3l \varphi(t). \quad (6)$$

A rugó az egyensúlyi helyzetben feszített állapotban van. A statikus deformáció tehát az egyensúlyi egyenletből határozható meg:

$$\sum M_A = 0 : \quad -F_{r,1st} 3l - 3mg \frac{3}{2} l = 0. \quad (7)$$

```
In [11]: Fr_1st = sp.symbols("Fr_1st")
Fr_1st_num = (sp.solve(-Fr_1st*3*l-3*m*g*3/2*l,Fr_1st)[0]).subs(adatok)

display(Math('F_{\{r,1st\}} = {}'.format(sp.latex(Fr_1st_num))))
# [N]
```

$$F_{r,1st} = -1.7658$$

A dinamikus rugóerőnek ott lesz a maximuma ahol a legnagyobb a kitérés. Első körben tehát a mozgástörvényt kell meghatározni.

```
In [12]: kezdeti_ert = {phi_t.subs(t,0): 0.01, phi_t.diff(t).subs(t,0): 0}
display(kezdeti_ert)

mozg_torv = (sp.dsolve(mozg egy.subs(adatok),phi_t,ics=kezdeti_ert)).evalf(6)
mozg_torv
```

$$\left\{ \varphi(0) : 0.01, \left. \frac{d}{dt} \varphi(t) \right|_{t=0} : 0 \right\}$$

```
Out[12]:  $\varphi(t) = (0.00117735 \sin(35.3084305504467t) + 0.01 \cos(35.3084305504467t)) e^{-4.}$ 
```

Keressük meg a kitérés maximumát numerikus módszerek segítségével. Ehhez először célszerű kirajzoltatni a függvényünket. (Analogikus megoldáshoz lásd 4. gyakorlat hasonló példa megoldása!)

```
In [13]: import numpy as np
import matplotlib.pyplot as plt
```

```
In [14]: # A matplotlib plottere az általunk megadott pontokat fogja egyenes vonalal
# Elegedően kis lépésközt választva az így kapott görbe simának fog tűnni.
# Állítsuk elő az (x,y) koordinátákat!

t_val = np.linspace(0,0.5,1001) # lista létrehozása a [0 ; 0,5] intervallum
phi_val = np.zeros(len(t_val)) # nulla lista létrehozása (ugyanannyi elemszám
# for ciklus segítségével írjuk felül a nulla listában szereplő elemeket az
for i in range(len(t_val)):
    phi_val[i] = mozg_torv.rhs.subs(t,t_val[i]) # Ezt lehetne list comprehension

# rajzterület létrehozása
plt.figure(figsize=(40/2.54,30/2.54))

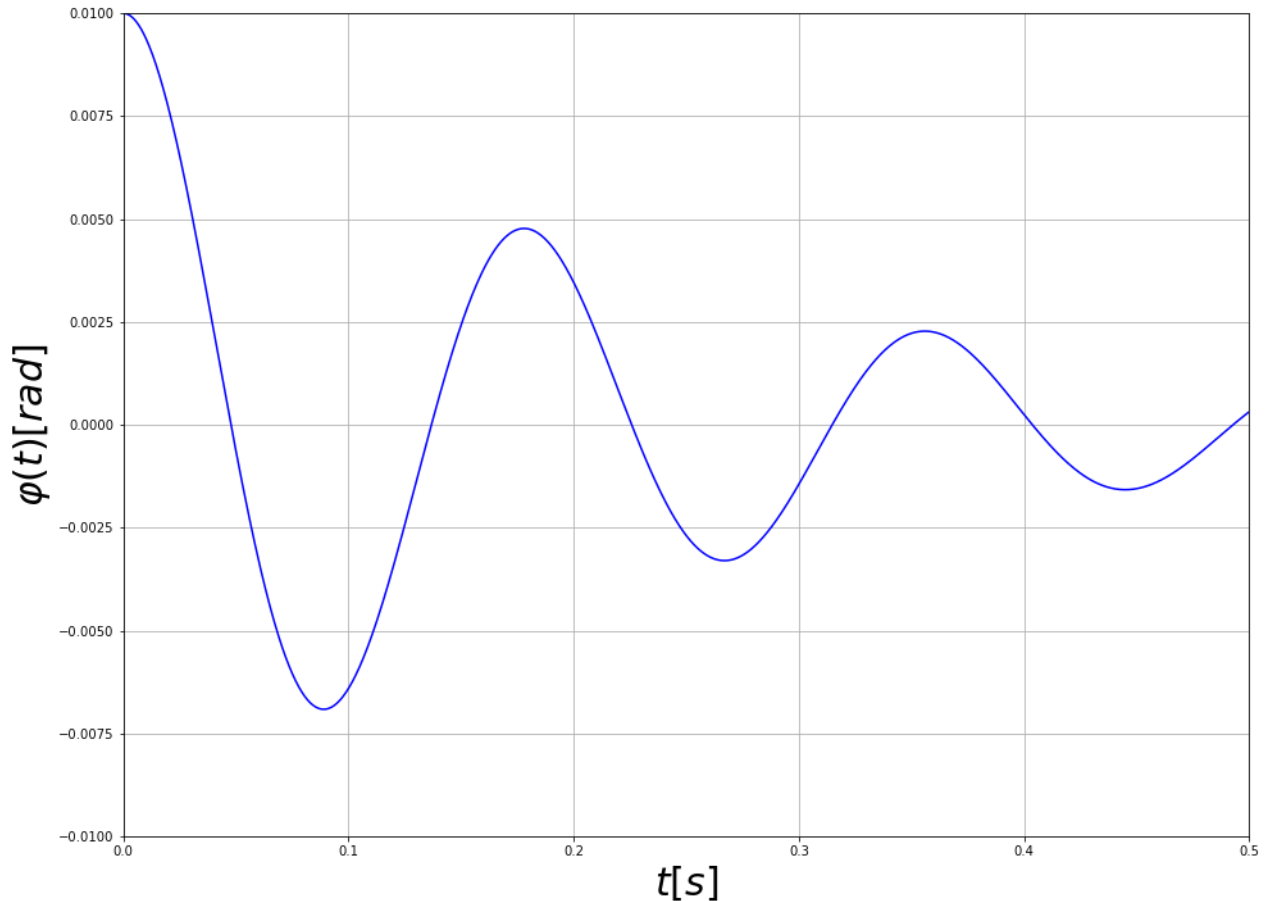
# függvény kirajzolása az x és y kordináta értékeket tartalmazó listák megad
plt.plot(t_val,phi_val,color='b',label=r'num_sim')

# tengelyek
axes = plt.gca()
axes.set_xlim([0,t_val[-1]])
axes.set_ylim([-0.01, 0.01])

# rácsozás
plt.grid()

# tengely feliratozás
plt.xlabel(r'$ t [s] $',fontsize=30)
plt.ylabel(r'$ \varphi(t) [rad] $',fontsize=30)

plt.show()
```



A statikus rugóerő negatív előjelű, ezért két szélsőérték helyet is meg kell vizsgálni: az első lokális maximumot és a minimumot. Ezeket az értékeket könnyen ki tudjuk szedni a korábban meghatározott listából.

```
In [15]: lok_max = max(phi_val)
lok_min = min(phi_val)

# Rugóerők meghatározása
Fr_11 = (Fr_1st_num+k1*3*l*phi_t).subs(adatok).subs(phi_t,lok_max).evalf(5)
Fr_12 = (Fr_1st_num+k1*3*l*phi_t).subs(adatok).subs(phi_t,lok_min).evalf(5)

display(Math('F_{r,1} = {}'.format(sp.latex(Fr_11))),Math('F_{r,2} = {}'.format(sp.latex(Fr_12))))

# [N]
```

$$F_{r,1} = 0.0342$$

$$F_{r,2} = -3.0093$$

A 1-es rugóban ébredő maximális erő tehát 3,009 N.

Készítette:

Juhos-Kiss Álmos (Alkalmazott Mechanika Szakosztály)
Takács Dénes (BME MM) ábrái és Vörös Illés (BME MM)
kidolgozása alapján.

Hibák, javaslatok:
amsz.bme@gmail.com
csuzdi02@gmail.com
almosjuhoskiss@gmail.com

2021.03.08