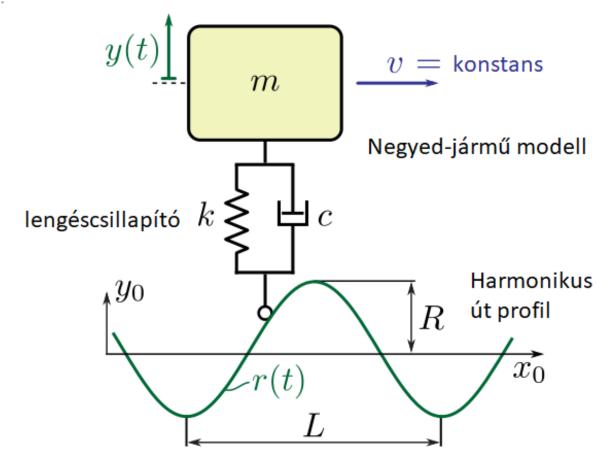
7. Gyakorlat - 1 DoF negyed-jármű modell

2021.03.22.

Feladat:

In [18]: from IPython.display import Image
Image(filename='gyak7_1.png',width=600)

Out[18]:



A mellékelt ábrán egy negyed-jármű modell látható, mellyel a jármű függőleges dinamikáját lehet vizsgáni. A gyakorlatban a lengéscsillapító merevségét és csillapítási tényezőjét az útviszonyoknak megfelelően, a komfort szempotokat kielégítve szokták beállítani. A negyed-jármű tömegét m, a lengéscsilapító egyenértékű merevségét k, csillapítási tényezőjét c jelöli. A jármű longitudinális sebesség komponense v konstans, míg a harmonikus útprofil miatt a függőleges sebesség komponenst az $r(t) = R \sin(\omega t)$ függvénnyel lehet megadni, ahol R az út egyenetlenségének amplitúdója, ω pedig a gerjesztési frekvencia, melyet a v sebesség és az v0 hullámhossz határoz meg. A mozgás leírásáshoz az v0 általános koordinátát használjuk. A gravitációs hatást elhanyagoljuk és feltételezzük, hogy a kerék sosem emelkedik el a talajtól.

Adatok:

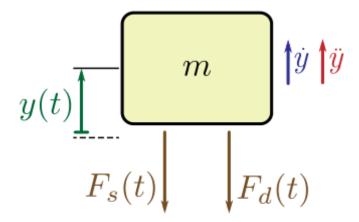
```
m = 300 kg v = 36 km/h = 10 m/s k = 2 \cdot 10^5 N/m R = 0,04 m c = 9800 Ns/m L = 1,2 m r(t) = R \sin(\omega t)
```

Részfeladatok:

- 1. Írja fel a negyed-jármű modell mozgásegyenletét!
- Számítsa ki a csillapított és a csillapítatlan rendszer sajátkörfrekvenciáját, a relatív csillapítási tényezőt, a frekvencia hányadost és a statikus deformációt!
- 3. Határozza meg az állandósult állapotot leíró mozgástörvényt $y_v(t) = Y \sin(\omega t + \delta \vartheta)$ alakban!
- 4. Határozza meg a stacionárius állapotban a csillapító erő maximumát ($F_{d.max}$)!

Megoldás:

```
In [19]: from IPython.display import Image
Image(filename='gyak7_2.png',width=500)
```



1. Feladat:

A fenti ábrán a negyed-jármű modell szabadtest ábrája látható egy kitérített pozícióban. A mozgás egyenlet Newton II alapján:

$$\dot{\mathbf{I}} = \mathbf{F}.\tag{1}$$

Mivel most csak a függőleges mozgásra vagyunk kíváncsiak, ezért a mozgásegyenlet a következő alakban adódik

$$m\ddot{y} = -F_s(t) - F_d(t), \tag{2}$$

ahol $F_s(t)$ és $F_d(t)$ a rugóerő és a csillapítóerő

$$F_s(t) = k(y - r(t)), \tag{3}$$

$$F_d(t) = c(\dot{y} - \dot{r}(t)). \tag{4}$$

import sympy as sp
from IPython.display import display, Math

sp.init_printing()

```
m, k, c, v, R, L, \omega= sp.symbols("m, k, c, v, R, L, \omega", real=True)
           # Készítsünk behelyettesítési listát az adatok alapján, SI-ben
           adatok = [(m, 300), (k, 2*10**5), (c, 9300), (v, 10), (R, 0.04), (L, 1.2)]
           #általános koordináta
           t = sp.symbols("t",real=True, positive=True)
           y = sp.Function('y')(t)
           # Útgerjesztés
           r = R*sp.sin(\omega*t)
           # Rugóerő, csillapítóerő
          F s = k*(y-r)
          F c = c*(y.diff(t)-r.diff(t))
           display(Math('F_s = {}'.format(sp.latex(F_s))), Math('F_c = {}'.format(sp.latex(F_s)))
          F_s = k \left( -R \sin \left( t \omega \right) + y(t) \right)
         F_c = c \left( -R\omega \cos \left( t\omega 
ight) + rac{d}{dt} y(t) 
ight)
In [5]: | # A gerjesztési frekvencia a hullámhosszal és a longitudinális sebességgel
          # periódusidő
          T g = L/v
           # gerjesztési körfrekvencia
           # Ennek a mennyiségnek hozzunk létre egy új változót és ne a korábban haszi
           # (Ez azért fontos, mert az W szimbólum már szerepel az útgerjesztés kifeje
           \omega g = 2*sp.pi/T g
           display(Math('w_g = {}'.format(sp.latex(w_g))))
           # Numerikusan
          \omega g num = \omega g.subs(adatok).evalf(6)
           display(Math('\omega g = {}'.format(sp.latex(\omega g num))))
           # [rad/s]
         \omega_g = rac{2\pi v}{I}
         \omega_{a} = 52.3599
In [6]: # mozgásegyenlet nullára rendezve
          mozgegy = (m*y.diff(t,2)+F_s+F_c).apart(y)
          mozgegy
          -Rc\omega\cos\left(t\omega
ight)-Rk\sin\left(t\omega
ight)+crac{d}{dt}y(t)+ky(t)+mrac{d^2}{dt^2}y(t)
Out[6]:
```

In [4]: | ## Függvények, szimbólumok definiálása

A mozgásegyenletben a gerjesztés az alább egyszerűsített alakra hozható:

$$kR\sin(\omega t) + cR\omega\cos(\omega t) = F_0\sin(\omega t + \delta),$$
 (5)

ahol δ a fáziskésés és F_0 a gerjesztés erőamplitúdója. Trigonometrikus azonosságot alkalmazva ez a kifejezés kibontható:

$$F_0 \sin(\omega t + \delta) = F_0 \sin(\omega t) \cos(\delta) + F_0 \cos(\omega t) \sin(\delta), \tag{6}$$

majd összevetve a gerjesztés eredeti alakjavál, az egyenlet két oldalán a szinusz és a koszinusz függvény együtthatói meg kell egyezzenek

$$kR\sin(\omega t) + cR\omega\cos(\omega t) = F_0\sin(\omega t)\cos(\delta) + F_0\cos(\omega t)\sin(\delta),$$
 (7)

Így ebből F_0 és δ paraméterek meghatározhatók.

```
In [7]:  
\[ \delta, \text{F_0} = \text{sp.symbols("\delta, F_0")} \]

# A sympy j\text{ol ismert expand() f\text{u}ggv\text{enye} a trigonometrikus azonoss\text{agokra ner} \]

# Szerencs\text{ere erre van egy k\text{u}l\text{lon f\text{u}ggv\text{eny}, az expand_trig()} \]

# (Megjegyz\text{es: ugyan\text{u}gy a simplify() sem alkalmazhat\text{o} trigonometrikus kife:} \]

# abban az esetben a trigsimp() f\text{u}ggv\text{eny ny\text{u}jthat seg\text{its\text{eget}})} \]

gerj_expand = \text{sp.expand_trig(F_0*sp.sin(\text{w*t+\delta})).expand()} \]

gerj_expand
```

Out[7]: $F_0 \sin{(\delta)} \cos{(t\omega)} + F_0 \sin{(t\omega)} \cos{(\delta)}$

```
In [8]: # Most szedjük ki a mozgásegyenletből a gerjesztést
gerj = mozgegy.coeff(y,0) # y nulladik hatványának az együtthatója (a diffe
gerj
```

Out[8]: $-Rc\omega\cos(t\omega) - Rk\sin(t\omega)$

$$F_0=rac{Rc^2\omega^2}{k+\sqrt{c^2\omega^2+k^2}}+Rk$$
 $\delta=-2ran\left(rac{k-\sqrt{c^2\omega^2+k^2}}{c\omega}
ight)$ $F_0=21056.771$ $\delta=1.1811$

2. Feladat

```
# Mozgásegyenlet leosztása a főegyütthatóval
In [10]:
            mozgegy = (mozgegy/mozgegy.coeff(y.diff(t,2))).expand()
             # csillapítatlan sajátkörfrekvencia
             \omega n = sp.sqrt(mozgegy.coeff(y))
             # frekvenciahányados
             \lambda = \omega g/\omega n
             # Relatív csillapítási tényező
             \zeta = \text{mozgegy.coeff}(y.\text{diff}(t))/(2*\omega_n)
             # csillapított sajátkörfrekvencia
            \omega_d = \omega_n * sp. sqrt(1-\zeta**2)
             # statikus deformáció
             f = F = val/(\omega n**2*m)
             ## Numerikusan
             \omega_n_{m} = \omega_n.subs(\omega, \omega_g).subs(adatok).evalf(6)
             \lambda_{\text{num}} = \lambda_{\text{subs}}(\omega, \omega_{\text{g}})_{\text{subs}}(\text{adatok})_{\text{evalf}}(5)
             \zeta_{\text{num}} = \zeta_{\text{subs}}(\omega, \omega_{\text{g}})_{\text{subs}}(\text{adatok})_{\text{evalf}}(4)
             \omega_d_{num} = \omega_d.subs(\omega, \omega_g).subs(adatok).evalf(6)
             f_0_num = f_0.subs(\omega, \omega_g).subs(adatok).evalf(4)
             display(Math('\zeta = {}'.format(sp.latex(\zeta_num))), Math('\omega_d = {}'.format(sp.latex(\zeta_num)))
             display(Math('f 0 = {}'.format(sp.latex(f 0 num))))
             # [rad/s]
             # [1]
             # [1]
             # [rad/s]
             # [m]
           \omega_n = 25.8199
           \lambda = 2.0279
           \zeta = 0.6003
           \omega_d = 20.6499
            f_0 = 0.1053
```

3. Feladat

Az állandósult állapotban a rendszert leíró mozgástörvényt a differenciálegyenlet partikuláris megoldása adja, melyet az alábbi alakra lehet rendezni

$$y_p(t) = Y_1 \sin(\omega t + \delta_1 - \vartheta_1), \tag{8}$$

ahol Y az állandósult állapotban a rezgés amplitúdó, ϑ az erőgerjesztéshez képesti fáziskésés, $\delta-\vartheta$ pedig az útgerjesztéshez képesti fáziskésés.

```
# Az Y rezgésamplitúdó a nagyítási függvény segítségével fejezhető ki
In [11]:
            # Nagyítási függvény
            N = 1/(sp.sqrt((1-\lambda)**2+4*\zeta**2*\lambda**2))
            N_num = N.subs(adatok).evalf(4)
            display(Math('N = {}'.format(sp.latex(N_num))))
            ## Rezgésamplitúdó
            Y = N*f 0
            Y_num = Y.subs(\omega, \omega_g).subs(adatok).evalf(3)
            display(Math('Y = {}'.format(sp.latex(Y_num))))
            # [1]
            # [m]
           N = 0.3784
           Y = 0.0398
In [12]:
            # A fáziskésés
            \theta = \text{sp.atan2}(2*\zeta*\lambda,(1-\lambda**2))
            \theta_{\text{num}} = (\theta) \cdot \text{subs}(\text{adatok}) \cdot \text{evalf}(5)
            display(Math('\theta = {}'.format(sp.latex(\theta_num))))
            # [rad]
           \vartheta = 2.4777
            # A partikuláris megoldás
In [13]:
            yp =Y*sp.sin(\omega*t+\delta-\theta)
            yp num = Y num*sp.sin(\omega*t+\delta num-\theta num)
            display(Math('y_p = {}'.format(sp.latex(yp_num))))
            \#[m]
```

4. Feladat

 $y_p = 0.0398 \sin{(t\omega - 1.2967)}$

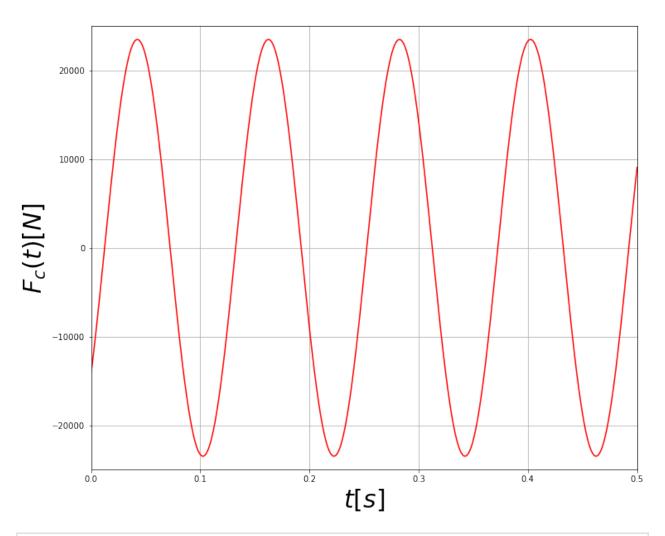
A csillíptási erő az alábbi kondenzált formára hozható

$$F_c(t) = c(\dot{y}_p(t) - \dot{r}(t)) = c\omega(Y\cos(\omega t + \delta - \vartheta) - R\cos(\omega t))$$
 (9)

(1)
$$c\omega(Y\cos(\omega t + \delta - \vartheta) - R\cos(\omega t)) = c\omega Y^*\cos(\omega t + \delta^*)$$
 (10)

A csillapítási erő amplitúdója (Y^*) az első feladatban ismeretett módon most is meghatározható az (1) egyenlet trigonometrikus bővítésével, majd az együtthatókra adódó egyenletrendszer megoldássával. Nézzük meg hogyan lehetne megkeresni az erőmaximumot numerikus módszer segítségével. Ehhez először célszerű kirajzoltatni a függvényünket.

```
In [14]:
          # Csillapítási erő az állandósult állapotban
          F c stac = F c.subs(y, yp).simplify()
          # numerikusan az idő függvényeként megadva
          F_c_stac_num = (F_c_stac.subs(\omega, \omega_g).subs(\delta, \delta_num).subs(adatok)).evalf(5)
          import numpy as np
In [15]:
          import matplotlib.pyplot as plt
In [16]:
         ### Csillapítási erőidőfüggvényének ábrázolása
          t_val = np.linspace(0,0.5,1000) # lista létrehozása a [0 ; 0,5] intervallur
          F_c_val = np.zeros(len(t_val)) # nulla lista létrehozása (ugyanannyi elems:
          # for ciklus segítségével írjuk felül a nulla listában szereplő elemelet a
          for i in range(len(t val)):
              F_c_val[i] = F_c_stac_num.subs(t,t_val[i]).evalf()
          # rajzterület létrehozása
          plt.figure(figsize=(30/2.54,25/2.54))
          # függvény kirajzolása az x és y kordináta értékeket tartalmazó listák mega
          plt.plot(t_val,F_c_val,color='r',label=r'num_sim')
          # tengelyek
          axes = plt.gca()
          axes.set_xlim([0,t_val[-1]])
          axes.set_ylim([-25000, 25000])
          # rácsozás
          plt.grid()
          # tengelyfeliratozás
          plt.xlabel(r'$ t [s] $',fontsize=30)
          plt.ylabel(r'$ F_c(t) [N] $',fontsize=30)
          plt.show()
```



```
In [17]: # Az erőmaximum az erőértékeket tartalmazó listából könnyen kiszedhető a ma
F_c_max = np.around(max(F_c_val),decimals=2) # két tizedesre kerekítve
display(Math('F_{{c,max}} = {}'.format(sp.latex(F_c_max))))
# [N]
```

 $F_{c,max} = 23476.11$

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

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

2021.03.22