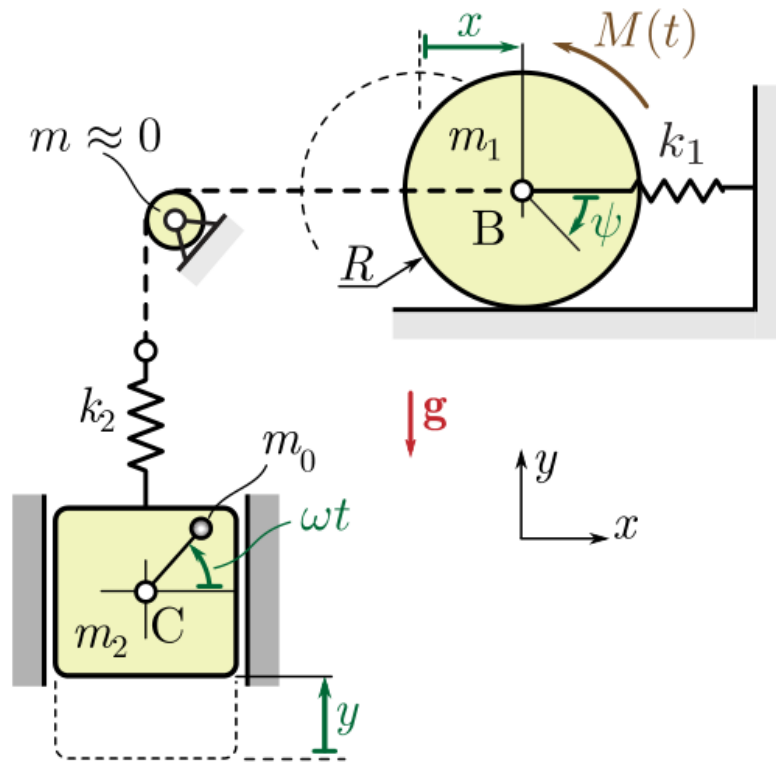


13. Gyakorlat - Rezgésgerjesztő

2021.05.05.

Feladat:



A mellékelt ábrán egy két szabadságfokú rendszer látható, melyet két merev test alkot: egy m_1 tömegű, R sugarú tárcsa és egy m_2 tömegű test. A tárcsa vízszintes talajon gördül és a tömegközéppontja egy k_1 merevségű rugóval van a környezethez rögzítve. A másik test a gravitációs térben van és függőlegesen mozog egy súrlódás mentes megvezetés mentén, miközben a k_2 merevségű rugóhoz van rögzítve. A k_2 rugó másik vége egy ideális kötélnél csatlakozik, ami egy ideális (súrlódásmentes/tömeg nélküli) csigán keresztül a tárcsa tömegközéppontjához van rögzítve. A kötel végig feszített állapotban van.

Adatok:

$m_0 = 0.1 \text{ kg}$	$R = 0.3 \text{ m}$
$m_1 = 1 \text{ kg}$	$e = 0.01 \text{ m}$
$m_2 = 3 \text{ kg}$	$M_0 = 3 \text{ Nm}$
$k_1 = 100 \text{ N/m}$	$\omega = 30 \text{ rad/s}$
$k_2 = 200 \text{ N/m}$	$\varepsilon = \pi/6 \text{ rad/s}^2$

Részfeladatok:

1. Írja fel a lineáris mátrix együtthatós mozgásegyenletet!

2. Határozza meg a mozgástörvény állandósult állapotbeli tagját!
3. Mekkora a k_2 merevségű rugóban ébredő erő legnagyobb értéke az állandósult állapotban?
4. Határozza meg a sajátkörfrekvenciákat és a hozzá tartozó sajátvektorokat!

Megoldás:

1. Feladat:

Kis elmozdulások esetén a lineáris mozgásegyenlet mátrixegyütthatós alakja a következő egyenlettel adható meg

$$\mathbf{M}\ddot{\mathbf{q}} + \mathbf{C}\dot{\mathbf{q}} + \mathbf{K}\mathbf{q} = \mathbf{Q}^*,$$

ahol \mathbf{q} az általános koordináták vektora, \mathbf{M} a tömegmátrix, \mathbf{C} a csillapítási mátrix, \mathbf{K} a merevségi mátrix, a \mathbf{Q}^* pedig az általános erők vektora. (Disszipatív energia nincs a rendszerben ezért a csillapítási mátrix zérus lesz.) Első lépésként az általános koordinátákat kell meghatározni. A rendszer 2 szabadsági fokú, tehát két általános koordinátát kell definiálni, melyből az egyik az ábra alapján legyen a merev test y irányú elmozdulása a másik pedig a tárcsa ψ szögelfordulása

$$\mathbf{q} = \begin{bmatrix} q_1 \\ q_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} y \\ \psi \end{bmatrix}.$$

In [1]:

```
1 import sympy as sp
2 from IPython.display import display, Math
3
4 sp.init_printing()
```

In [2]:

```
1 ## Függvények, szimbólumok definiálása
2
3 m0, m1, m2, R, e, k1, k2, M0, w, ε, g = sp.symbols("m0, m1, m2, R, e, k1, k2, M0, w, ε, g")
4
5 # Készítsünk behelyettesítési Listát az adatok alapján, SI-ben
6 adatok = [(m0, 0.1), (m1, 1), (m2, 3), (R, 0.2),
7           (e, 0.01), (k1, 100), (k2, 200), (M0, 3),
8           (w, 30), (ε, sp.pi/6), (g, 9.81)]
9
10 # általános koordináták
11 t = sp.symbols("t", real=True, positive=True)
12 y = sp.Function('y')(t)
13 ψ = sp.Function('ψ')(t)
14
15 # gerjesztés
16 M_t = M0*sp.cos(w*t+ε)
```

In [3]:

```

1  ### Kinetikus energia, potenciális energia, disszipatív energia
2
3  ### Először fejezzük ki a mennyiségeket az általános koordinátákkal
4  # B pont sebessége
5  vB = R*ψ.diff(t)
6
7  # 1-es test szögsebessége
8  ω1 = ψ.diff(t)
9
10 # C pont sebessége
11 vC = y.diff(t)
12
13 # Tárcsa tehetetlenségi nyomatéka a B pontra
14 ΘB = sp.Rational(1,2)*m1*R**2
15
16 # m0 tömeg sebessége (helyvektor deriváltja)
17 konst = sp.symbols("konst") # konstans tag (deriválás után kiesik a kifejezésből)
18 r0 = sp.Matrix([[e*sp.cos(ω*t)+konst],[y + e*sp.sin(ω*t)+konst]])
19 v0 = r0.diff(t)
20
21 # tárcsa x irányú elmozdulása
22 x = R*ψ
23
24 ## Kinetikus energia
25 T = (sp.Rational(1,2)*m1*vB**2 + sp.Rational(1,2)*ΘB*ω1**2 +
26       sp.Rational(1,2)*m2*vC**2 + sp.Rational(1,2)*m0*v0.dot(v0)).expand().trigsimp().simplify()
27
28 display(Math('T = {}'.format(sp.latex(T))))
29
30 ## Potenciális energia
31 U = sp.Rational(1,2)*k1*(x)**2 + sp.Rational(1,2)*k2*(x-y)**2+m0*g*e*sp.sin(ω*t)
32
33 display(Math('U = {}'.format(sp.latex(U))))
34
35 ## Disszipatív energia most nincs!

```

$$T = \frac{3R^2 m_1 \left(\frac{d}{dt} \psi(t) \right)^2}{4} + \frac{e^2 m_0 \omega^2}{2} + e m_0 \omega \cos(t\omega) \frac{d}{dt} y(t) + \frac{m_0 \left(\frac{d}{dt} y(t) \right)^2}{2} + \frac{m_2 \left(\frac{d}{dt} y(t) \right)^2}{2}$$

$$U = \frac{R^2 k_1 \psi^2(t)}{2} + e g m_0 \sin(t\omega) + \frac{k_2 (R\psi(t) - y(t))^2}{2}$$

In [4]:

```

1  ### Matrik együtthatók Legenerálása
2  """ A tömegmátrix most nem számítható közvetlenül a kinetikus energiából,
3  mert az excentrikus tag forgása egy általános erő tagot is eredményez,
4  ami a parciális deriválásnál kiesne az egyenletből.
5  Ilyen esetben a másodfajú Lagrange-egyenletet kell használni
6  """
7  # Állítsuk elő a Lagrange-egyenletben szereplő deriváltakat
8  # Ehhez rendezzük listába az általános koordinátákat
9  q = [y, ψ]
10 # Majd hozzunk létre egy 2 dimenziós nullvektort a 2 Lagrange egyenlet első két tagjához
11 Mat = sp.zeros(2,1)
12 for i in range(2):
13     Mat[i] = (T.diff((q[i]).diff(t))).diff(t)-T.diff(q[i])
14 display(Mat)

```

$$\begin{bmatrix} -em_0\omega^2 \sin(t\omega) + m_0 \frac{d^2}{dt^2} y(t) + m_2 \frac{d^2}{dt^2} y(t) \\ \frac{3R^2 m_1 \frac{d^2}{dt^2} \psi(t)}{2} \end{bmatrix}$$

Ebből a kétdimenziós rendszerből már könnyen kifejezhető a tömegmátrix és az általános erővektor tagja is, mivel erre az kifejezésre az alábbi írható fel (Lagrange alapján)

$$\begin{bmatrix} -em_0\omega^2 \sin(t\omega) + m_0 \frac{d^2}{dt^2} y(t) + m_2 \frac{d^2}{dt^2} y(t) \\ \frac{3R^2 m_1 \frac{d^2}{dt^2} \psi(t)}{2} \end{bmatrix} = \mathbf{M}\ddot{\mathbf{q}} - \mathbf{Q}^{m_0}(t)$$

Tehát a tömegmátrix az általános erővektor második időszerinti deriváltjának az együttható mátrixa, míg az excentrikus forgómozgásból származó általános erő tag az inhomogenitást okozó tag.

In [5]:

```

1  # nullmátrix létrehozása a tömegmátrixnak és az erővektornak
2  M = sp.zeros(2)
3  Q = sp.zeros(2,1)
4
5  # általános koordináták második deriváltja
6  ddq = sp.Matrix([y.diff(t,2), ψ.diff(t,2)])
7
8  for i in range(2):
9      for j in range(2):
10         M[i,j] = Mat[i].expand().coeff(ddq[j])
11  Q_m0 = (M*ddq).expand()-Mat.expand()
12
13  display(Math('Q^{m_0} = {}'.format(sp.latex(Q_m0))))
14  display(Math('M = {}'.format(sp.latex(M))))

```

$$\mathbf{Q}^{m_0} = \begin{bmatrix} em_0\omega^2 \sin(t\omega) \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$\mathbf{M} = \begin{bmatrix} m_0 + m_2 & 0 \\ 0 & \frac{3R^2 m_1}{2} \end{bmatrix}$$

In [6]:

```

1  ## Merevségi mátrix már közvetlenül kapható a potenciális energiából
2  # nullmátrix létrehozása a merevségi mátrixnak
3  K = sp.zeros(2,2)
4  # nullmátrix feltöltése a megfelelő parciális derivált értékekkel
5  for i in range(2):
6      for j in range(2):
7          K[i,j] = U.expand().diff(q[i]).diff(q[j])
8
9  display(Math('K = {}'.format(sp.latex(K))))

```

$$K = \begin{bmatrix} k_2 & -Rk_2 \\ -Rk_2 & R^2k_1 + R^2k_2 \end{bmatrix}$$

In [7]:

```

1  ### Az általános erővektor másik tagja a külső erők teljesítményéből számítható
2  # Ebben a feladatban csak az M(t) nyomaték működik külső erőként, ennek teljesítménye p
3  P = -M_t*ψ.diff(t)
4
5  """Ebből a külső erők vektora kapható ha vesszük az általános koordináták
6  deriváltajinak az együtthatóit a megfelelő helyen"""
7  Q_M = sp.zeros(2,1)
8  for i in range(2):
9      Q_M[i] = P.expand().coeff(q[i].diff(t))
10 Q_M

```

Out[7]:

$$\begin{bmatrix} 0 \\ -M_0 \cos(t\omega + \varepsilon) \end{bmatrix}$$

In [8]:

```

1  ## Az általános erő a két erő tag összegéből kapható
2  Q = Q_M+Q_m0
3  display(Math('Q = {}'.format(sp.latex(Q))))
4
5  """Az általános erő szétszedhető sin-os és cos-os tagokra,
6  (ez a sajátkörfrekvencia számolásnál egy fontos lépés lesz).
7  Ehhez először használjuk a trig_expand() parancsot, hogy kibontsuk a cos-os tagot"""
8  Q[1] = sp.expand_trig(Q[1])
9  display(Math('Q = {}'.format(sp.latex(Q))))
10
11 # Majd szedjük ki a sin(tw) és cos(tw) együtthatóit
12 Fc = sp.zeros(2,1)
13 Fs = sp.zeros(2,1)
14 for i in range(2):
15     Fc[i] = Q[i].expand().coeff(sp.cos(w*t))
16     Fs[i] = Q[i].expand().coeff(sp.sin(w*t))
17
18 display(Math('F_s = {}'.format(sp.latex(Fs))))
19 display(Math('F_c = {}'.format(sp.latex(Fc))))

```

$$Q = \begin{bmatrix} em_0\omega^2 \sin(t\omega) \\ -M_0 \cos(t\omega + \varepsilon) \end{bmatrix}$$

$$Q = \begin{bmatrix} em_0\omega^2 \sin(t\omega) \\ -M_0 (-\sin(\varepsilon) \sin(t\omega) + \cos(\varepsilon) \cos(t\omega)) \end{bmatrix}$$

$$F_s = \begin{bmatrix} em_0\omega^2 \\ M_0 \sin(\varepsilon) \end{bmatrix}$$

$$F_c = \begin{bmatrix} 0 \\ -M_0 \cos(\varepsilon) \end{bmatrix}$$

Ezzel a mozgásegyenlet

$$\mathbf{M}\ddot{\mathbf{q}} + \mathbf{K}\mathbf{q} = F_s \sin(\omega t) + F_c \cos(\omega t),$$

2. Feladat

A harmonikus gerjesztés miatt a perturbációs megoldást harmonikus próbafüggvény segítségével keressük

$$\mathbf{q}(t) = \mathbf{L} \cos(\omega t) + \mathbf{N} \sin(\omega t)$$

Ennek a deriváltjai:

$$\dot{\mathbf{q}}(t) = -\omega \mathbf{L} \sin(\omega t) + \omega \mathbf{N} \cos(\omega t)$$

$$\ddot{\mathbf{q}}(t) = -\omega^2 \mathbf{L} \cos(\omega t) - \omega^2 \mathbf{N} \sin(\omega t)$$

Visszaírva a próbafüggvényt és a deriváltjait a mozgásegyenletbe, majd a $\sin(\omega t)$ és $\cos(\omega t)$ együtthatókat összegyűjtve adódik az egyenletrendszer \mathbf{L} -re és \mathbf{N} -re

$$\begin{bmatrix} -\omega^2 \mathbf{M} + \mathbf{K} & \mathbf{0} \\ \mathbf{0} & -\omega^2 \mathbf{M} + \mathbf{K} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \mathbf{L} \\ \mathbf{N} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \mathbf{F}_c \\ \mathbf{F}_s \end{bmatrix}$$

In [9]:

```

1  ### Oldjuk meg az egyenletrendszert
2  # Hozzunk létre szimbolikusan vektorokat a megoldásnak
3  L1, L2, N1, N2 = sp.symbols("L1, L2, N1, N2")
4  L = sp.Matrix([[L1],[L2]])
5  N = sp.Matrix([[N1],[N2]])
6
7  # Megoldás
8  L_sol = sp.solve((( -w**2*M+K)*L-Fc).subs(adatok))
9  N_sol = sp.solve((( -w**2*M+K)*N-Fs).subs(adatok))
10 L[0] = L_sol[L1].evalf(4)
11 L[1] = L_sol[L2].evalf(4)
12 N[0] = N_sol[N1].evalf(4)
13 N[1] = N_sol[N2].evalf(4)
14
15 # írjuk be a partikuláris megoldásba az eredményeket
16 q_p = (L*sp.cos(w*t)+N*sp.sin(w*t)).expand().subs(adatok)
17 display(Math('\mathbf{q}_p = {}'.format(sp.latex(q_p))))

```

$$\mathbf{q}_p = \begin{bmatrix} 0.0002071 \sin(30t) - 0.0009696 \cos(30t) \\ -0.03591 \sin(30t) + 0.06278 \cos(30t) \end{bmatrix}$$

3. Feladat

In [10]:

```

1  ## A rugerő maximumánál figyelembe kell venni a statikus és dinamikus részt is
2  # Statikus deformációból adódó rész:
3  Fk2_st = ((m0+m2)*g).subs(adatok).evalf(4)
4  display(Math('F_{k2,st} = {}\\ \mathrm{N}'.format(sp.latex(Fk2_st))))
5
6  # A dinamikus részhez numerikusan könnyen számítható
7  import numpy as np
8  t_val = np.linspace(0,0.5,1000) # lista létrehozása a [0 ; 0,5] intervallum 1000 részre
9  Fk2_din = np.zeros(len(t_val)) # nulla lista létrehozása (ugyanannyi elemszámmal)
10 # dinamikus tag számítása adott időpillanatban
11 for i in range(len(t_val)):
12     Fk2_din[i] = (k2*(R*q_p[1]-q_p[0])).subs(adatok).subs(t,t_val[i]).evalf()
13 Fk2_din_max = max(Fk2_din).round(2)
14
15 # Dinamikus tag
16 display(Math('F_{k2,din,max} = {}\\ \mathrm{N}'.format(sp.latex(Fk2_din_max))))
17
18 # Az erő maximuma
19 Fk2_max = (Fk2_din_max + Fk2_st).evalf(4)
20 display(Math('F_{k2,max} = {}\\ \mathrm{N}'.format(sp.latex(Fk2_max))))

```

$Fk2, st = 30.41 \text{ N}$

$Fk2, din, max = 3.08 \text{ N}$

$Fk2, max = 33.49 \text{ N}$

4. Feladat

In [11]:

```

1  ## A sajátfrekvenciák a frekvencia egyenletből kaphatók
2   $\omega_{n2}, \omega_n = \text{sp.symbols}(\text{"}\omega_{n2}, \omega_n\text{"})$ 
3  # oldjuk meg az egyenletet  $\omega_n^2$ -re, majd vonjunk gyököt
4   $\omega_{n2\_val} = \text{sp.solve}((-\omega_{n2}*M+K).\text{subs}(\text{adatok}).\text{det}())$ 
5   $\omega_n = [(\text{sp.sqrt}(i)) \text{ for } i \text{ in } \omega_{n2\_val}]$ 
6
7
8  display(Math(' \omega_{\{n,1\}} = {} \\ \mathrm{\{rad/s\}}'.format(\text{sp.latex}(\omega_n[0].\text{evalf}(3)))))
9  display(Math(' \omega_{\{n,2\}} = {} \\ \mathrm{\{rad/s\}}'.format(\text{sp.latex}(\omega_n[1].\text{evalf}(4)))))

```

$$\omega_{n,1} = 4.17 \text{ rad/s}$$

$$\omega_{n,2} = 15.72 \text{ rad/s}$$

In [12]:

```

1  ## Lengéskép vektorok meghatározása
2  # Hozzunk létre a Lengésképvektoroknak egy üres listát, majd töltsük fel 2 Lengésképve
3  A = []
4  A2 = sp.symbols("A2")
5  for i in range(2):
6      A.append(sp.Matrix([[1],[A2]]))
7
8      # oldjuk meg az egyenletet a Lengésképekre és írjuk be a megoldásokat a Lengésképve
9      A[i][1] = sp.solve((((-\omega_n[i]**2*M+K)*A[i]).\text{subs}(\text{adatok}))[0])[0]
10
11  display(Math('A_{\{1\}} = {} \\ \mathrm{\{m\}}'.format(\text{sp.latex}(A[0].\text{evalf}(3)))))
12  display(Math('A_{\{2\}} = {} \\ \mathrm{\{m\}}'.format(\text{sp.latex}(A[1].\text{evalf}(4)))))

```

$$A_1 = \begin{bmatrix} 1.0 \\ 3.65 \end{bmatrix} \text{ m}$$

$$A_2 = \begin{bmatrix} 1.0 \\ -14.15 \end{bmatrix} \text{ m}$$

Készítette:

Juhos-Kiss Álmos (Alkalmazott Mechanika Szakosztály)
 Bachrathy Dániel (BME MM) kidolgozása alapján.

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

2021.05.05.