

ФЕДЕРАЛЬНОЕ ГОСУДАРСТВЕННОЕ ОБРАЗОВАТЕЛЬНОЕ  
УЧРЕЖДЕНИЕ ВЫСШЕГО ОБРАЗОВАНИЯ  
МОСКОВСКИЙ АВИАЦИОННЫЙ ИНСТИТУТ  
(НАЦИОНАЛЬНЫЙ ИССЛЕДОВАТЕЛЬСКИЙ УНИВЕРСИТЕТ)

**ОТЧЕТ**  
**О ВЫПОЛНЕНИИ ЛАБОРАТОРНОЙ РАБОТЫ**  
**«ДИНАМИКА СИСТЕМЫ»**  
**ПО ДИСЦИПЛИНЕ «ТЕОРЕТИЧЕСКАЯ МЕХАНИКА И**  
**ОСНОВЫ КОМПЬЮТЕРНОГО МОДЕЛИРОВАНИЯ»**  
**ВАРИАНТ ЗАДАНИЯ № 2**

Выполнил(а) студент группы М8О-208Б-21

Белоносов К.А. \_\_\_\_\_  
подпись, дата

Проверил и принял

Зав. каф. 802, Бардин Б.С. \_\_\_\_\_  
подпись, дата

с оценкой \_\_\_\_\_

Москва, 2022

Задание: проинтегрировать систему дифференциальных уравнений движения системы с двумя степенями свободы с помощью средств Python. Построить анимацию движения системы, а также графики законов движения системы и указанных в задании реакций для разных случаев системы. Исследовать на устойчивость.

### Схема программы:

Для решения поставленных задач требуется сделать следующие шаги.

Отдельно от основной программы с помощью уравнений движения системы требуется сформировать функцию, которая будет принимать в себя значения  $(q_1, q_2, \dot{q}_1, \dot{q}_2)$ , а на выход вернёт значения  $(\dot{q}_1, \dot{q}_2, \ddot{q}_1, \ddot{q}_2)$ .

В основной программе требуется задать значения всех параметров, начальное положение системы, и запустить процедуру численного интегрирования системы.

Результаты численного интегрирования системы далее следует использовать при построении анимации движения системы.

### Составление функции уравнений движения:

Запишем функцию  $f$ , которая будет принимать в качестве аргументов время  $t$  (даже в случае автономных уравнений этот аргумент нельзя опускать) и вектор состояния системы  $y = (y_1, y_2, y_3, y_4) = (q_1, q_2, \dot{q}_1, \dot{q}_2)$ , а на выход вернёт  $\dot{y} = (\dot{y}_1, \dot{y}_2, \dot{y}_3, \dot{y}_4) = (\dot{q}_1, \dot{q}_2, \ddot{q}_1, \ddot{q}_2)$ .

Рассмотрим механическую систему, изображённую на рисунке.

Уравнения её движения имеют вид:

$$\begin{aligned} [(5/6)m_1 + (4/3)m_2]r^2\ddot{\varphi} + 2m_2le[\ddot{\theta}\sin\alpha - \dot{\theta}\cos\alpha] \\ = [m_1\sin\varphi + 2m_2\cos(\varphi - \frac{\pi}{6})]eg - c\varphi, \\ 2e[\ddot{\varphi}\sin\alpha + \dot{\varphi}\cos\alpha] + l\ddot{\theta} = -g\sin\theta. \end{aligned}$$

Вектор  $y$  имеет вид  $y = (y_1, y_2, y_3, y_4) = (\theta, \varphi, \dot{\theta}, \dot{\varphi})$ . Система уравнений движения является линейной относительно величин  $\ddot{\theta}, \ddot{\varphi}$ , и её можно решить, правилом Крамера.

Функция имеет вид:

```
def odesys(y, t, m1, m2, c, R, l, g):  
    dy = np.zeros(4)  
    dy[0] = y[2]  
    dy[1] = y[3]  
    e = R / (3 ** 0.5)  
    a = y[0] - y[1] - (math.pi / 6)  
    a11 = (5/6 * m1 + 4/3 * m2) * (R ** 2)  
    a12 = 2 * m2 * l * e * np.sin(a)  
    a21 = 2 * e * np.sin(a)  
    a22 = 1  
  
    b1 = (y[3] ** 2) * np.cos(a) * 2 * m2 * l * e + \  
        (m1 * np.sin(y[0]) + 2 * m2 * np.cos(y[0] - math.pi / 6)) * e * g - c * y[0]  
    b2 = -2 * e * (y[2] ** 2) * np.cos(a) - g * np.sin(y[1])  
  
    dy[2] = (b1*a22 - b2*a12)/(a11*a22 - a12*a21)  
    dy[3] = (b2*a11 - b1*a21)/(a11*a22 - a12*a21)  
    return dy
```

### Численное интегрирование системы уравнений:

Численное интегрирование системы дифференциальных уравнений в указанной выше форме производится с помощью функции `odeint`.

В начале основной программы запишем:

```
Y = odeint(odesys, y0, t, (m1, m2, c, R, l, g))
```

```
phi = Y[:, 0]
```

```
ksi = Y[:, 1]
```

```
dphi = Y[:, 2]
```

```
dksi = Y[:, 3]
```

```
ddphi = [odesys(y, t, m1, m2, c, R, l, g)[2] for y, t in zip(Y, t)]
```

```
ddksi = [odesys(y, t, m1, m2, c, R, l, g)[3] for y, t in zip(Y, t)]
```

### Построение графиков:

Построим графики решения  $\theta(t)$ ,  $\varphi(t)$  и реакции. Для построения графика реакции потребуется дополнительно вычислить значения  $\ddot{\theta}$ ,  $\ddot{\varphi}$ . Это можно сделать, вызвав функцию с уравнениями движения, отправив её в качестве аргументов полученное решение.

```
fig_for_graphs = plt.figure(figsize=[13, 7])
```

```
ax_for_graphs = fig_for_graphs.add_subplot(2, 3, 1)
```

```
ax_for_graphs.plot(t, phi, color='blue')
```

```
ax_for_graphs.set_title("phi(t)")
```

```
ax_for_graphs.set(xlim=[0, t_fin])
```

```
ax_for_graphs.grid(True)
```

```
ax_for_graphs = fig_for_graphs.add_subplot(2, 3, 2)
```

```
ax_for_graphs.plot(t, ksi, color='red')
```

```
ax_for_graphs.set_title('ksi(t)')
```

```
ax_for_graphs.set(xlim=[0, t_fin])
```

```
ax_for_graphs.grid(True)
```

```
ax_for_graphs = fig_for_graphs.add_subplot(2, 3, 3)
```

```
ax_for_graphs.plot(t, dphi, color='green')
```

```
ax_for_graphs.set_title("phi'(t)")
```

```
ax_for_graphs.set(xlim=[0, t_fin])
```

```
ax_for_graphs.grid(True)
```

```
ax_for_graphs = fig_for_graphs.add_subplot(2, 3, 4)
```

```
ax_for_graphs.plot(t, dksi, color='black')
```

```
ax_for_graphs.set_title('ksi\'(t)')
```

```
ax_for_graphs.set(xlim=[0, t_fin])
```

```
ax_for_graphs.grid(True)
```

```
ax_for_graphs = fig_for_graphs.add_subplot(2, 3, 5)
```

```
ax_for_graphs.plot(t, ddphi, color='green')
```

```
ax_for_graphs.set_title("phi''(t)")
```

```
ax_for_graphs.set(xlim=[0, t_fin])
```

```
ax_for_graphs.grid(True)
```

```
ax_for_graphs = fig_for_graphs.add_subplot(2, 3, 6)
```

```
ax_for_graphs.plot(t, ddksi, color='black')
```

```
ax_for_graphs.set_title('ksi\'\'(t)')
```

```
ax_for_graphs.set(xlim=[0, t_fin])
```

```
ax_for_graphs.grid(True)
```

### Построение анимации:

Теперь построим анимацию движения системы, используя полученные результаты. Оформим графическое окно, создадим нарисованные объекты в начальном положении и запустим цикл, переставляющий объекты в положения, отвечающие новым моментам времени.

```
psi = np.linspace(0, 2 * math.pi, 100)
```

```
C = 1
```

```
R1 = 0.2
```

```
R2 = R/(3**0.5)/2
```

```
X_Wheel = R*np.sin(psi)
```

```
Y_Wheel = R*np.cos(psi)
```

```
X_C = (R/(3**0.5))*np.sin(phi)
```

```
Y_C = (R/(3**0.5))*np.cos(phi)
```

```
X_A = X_C + R*np.sin(phi - math.pi / 2)
```

```
Y_A = Y_C + R*np.cos(phi - math.pi / 2)
```

```
X_B = X_A + l*np.cos(ksi)
```

```
Y_B = Y_A + l*np.sin(ksi)
```

```
theta = np.linspace(0, C*math.pi*2-phi[0], 100)
```

```
X_SpiralSpr = -(R1 + theta*(R2-R1)/theta[-1])*np.sin(theta)
```

```
Y_SpiralSpr = (R1 + theta*(R2-R1)/theta[-1])*np.cos(theta)
```

```
fig = plt.figure(figsize=[15, 7])
```

```
ax = fig.add_subplot(1, 1, 1)
```

```
ax.axis('equal')
```

```
ax.set(xlim=[-6, 6], ylim=[-6, 6])
```

```

Circ = ax.plot(X_C[0]+R * np.cos(psi), Y_C[0]+R * np.sin(psi), 'yellow')[0]

Point_O = ax.plot(0, 0, marker='o')[0]

Point_C = ax.plot(X_C[0], Y_C[0], marker='o')[0]

Point_A = ax.plot(X_A[0], Y_A[0], marker='o')[0]

Point_B = ax.plot(X_B[0], Y_B[0], marker='o', markersize=20)[0]

Line_CO = ax.plot([0, X_C[0]], [0, Y_C[0]], 'blue')[0]

Line_AB = ax.plot([X_A[0], X_B[0]], [Y_A[0], Y_B[0]])[0]

Drawed_SpiralSpring = ax.plot(X_SpiralSpr, Y_SpiralSpr)[0]


def anima(i):

    Point_C.set_data(X_C[i], Y_C[i])

    Point_A.set_data(X_A[i], Y_A[i])

    Point_B.set_data(X_B[i], Y_B[i])

    Line_AB.set_data([X_A[i], X_B[i]], [Y_A[i], Y_B[i]])

    Circ.set_data(X_C[i] + R * np.cos(psi), Y_C[i] + R * np.sin(psi))

    Line_CO.set_data([0, X_C[i]], [0, Y_C[i]])

    theta = np.linspace(0, C * math.pi * 2 - phi[i], 100)

    X_SpiralSpr = -(R1 + theta * (R2 - R1) / theta[-1]) * np.sin(theta)

    Y_SpiralSpr = (R1 + theta * (R2 - R1) / theta[-1]) * np.cos(theta)

    Drawed_SpiralSpring.set_data(X_SpiralSpr, Y_SpiralSpr)

    return [Point_C, Point_A, Point_B, Circ, Line_CO, Line_AB, Drawed_SpiralSpring]


anim = FuncAnimation(fig, anima, frames=len(t), interval=3)


plt.show()

```

Примеры работы программы:

1. Начальные условия:

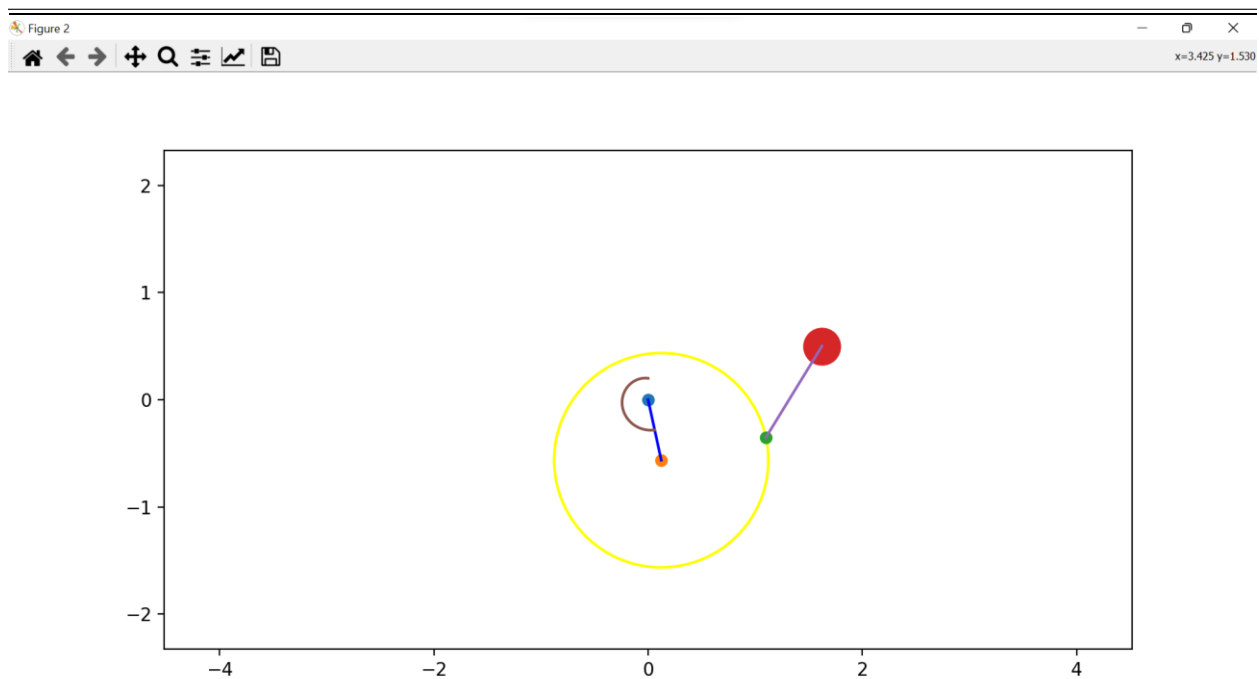
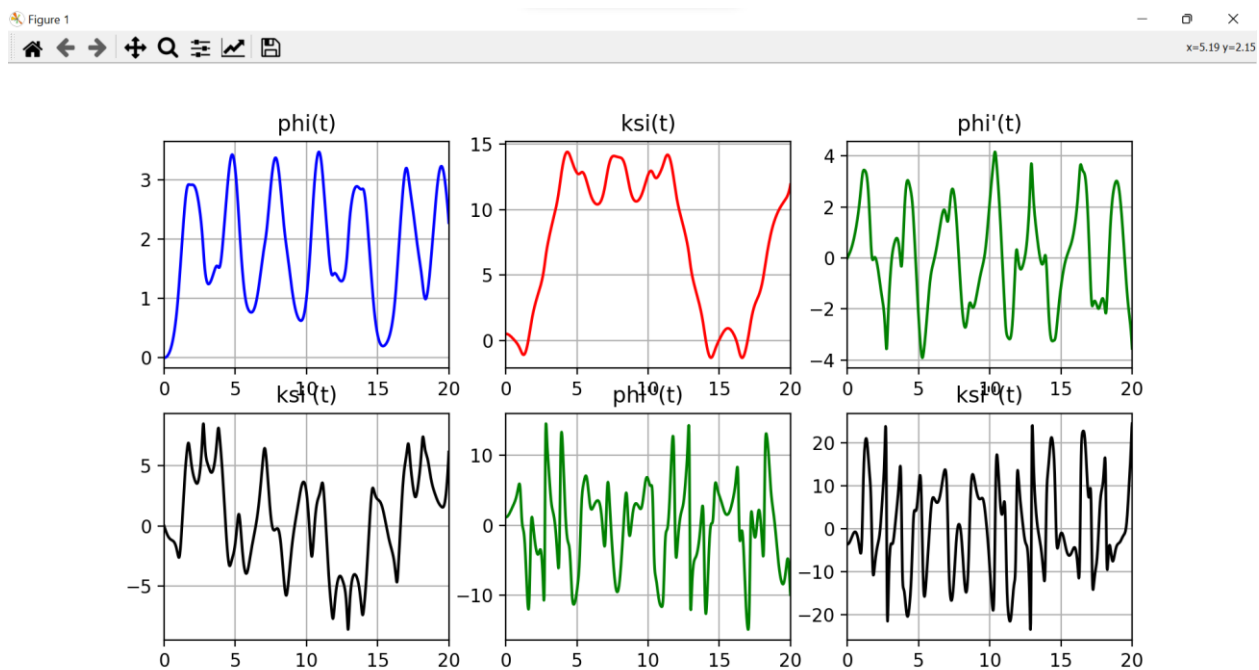
$$M1 = 5 \text{ кг}$$

$$M2 = 1 \text{ кг}$$

$$C = 10 \text{ Н*м}$$

$$r = 1 \text{ м}$$

$$l = 1 \text{ м}$$



При данных начальных условиях, система совершает затухающие колебания. Причем колебания с большим периодом.



## 2. Начальные условия

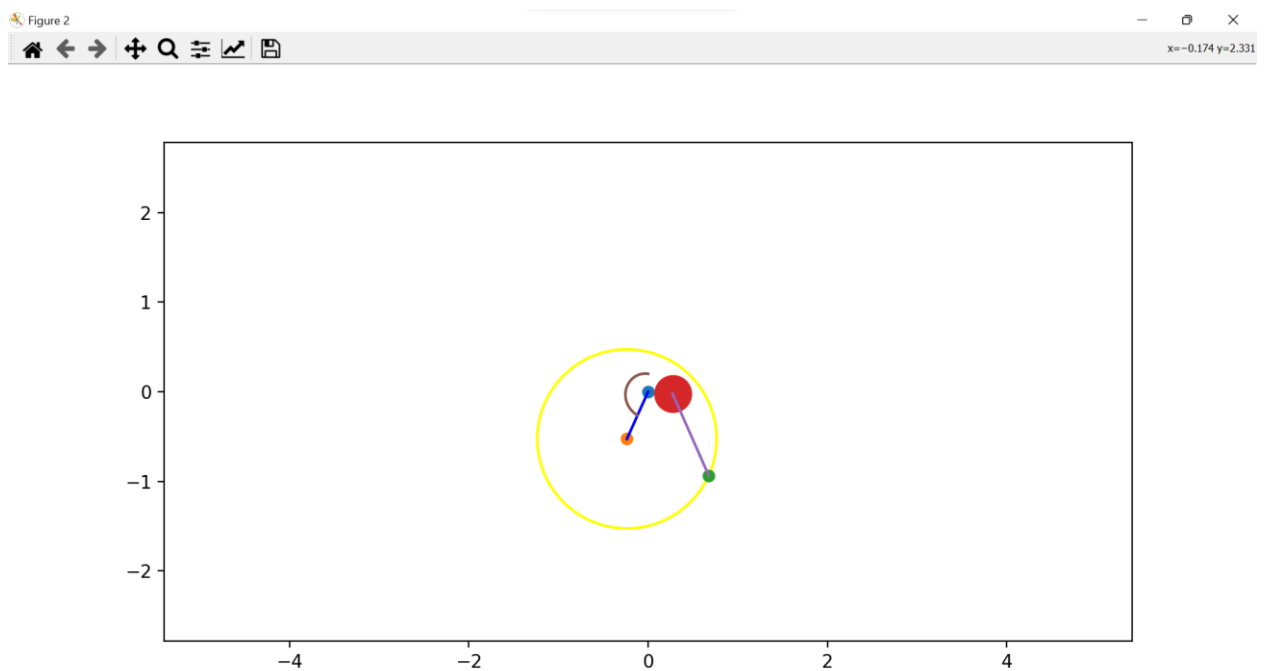
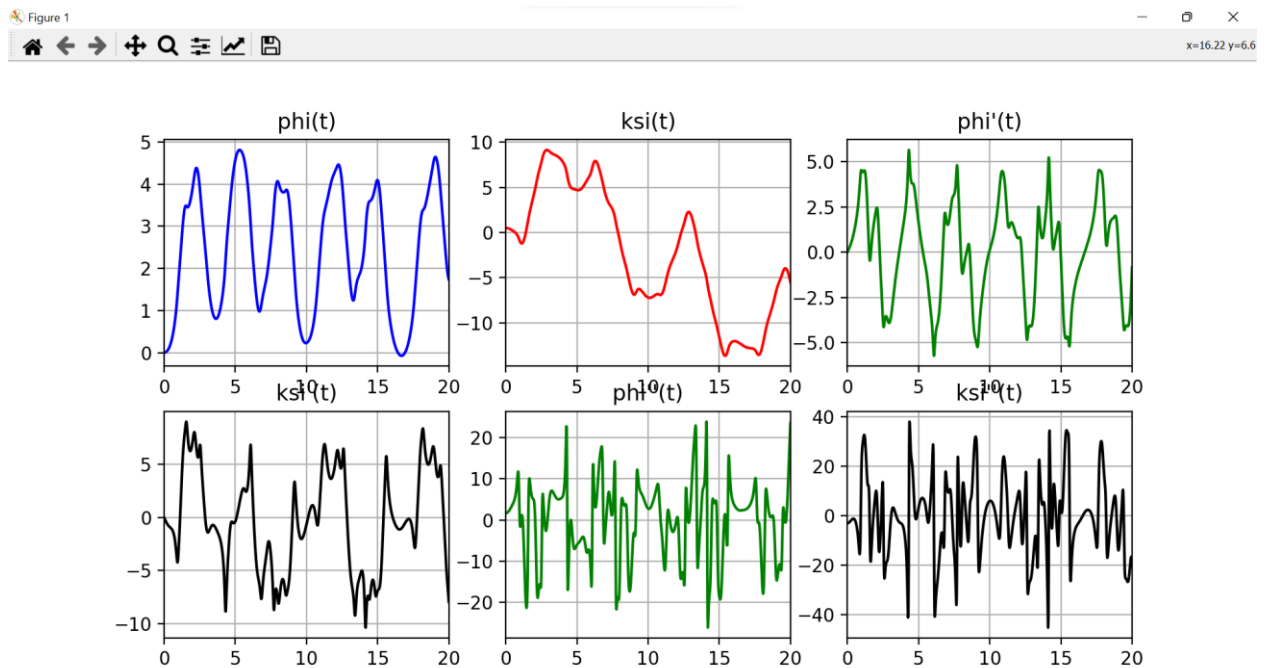
$$M1 = 10 \text{ кг}$$

$$M2 = 3 \text{ кг}$$

$$C = 1 \text{ Н*м}$$

$$r = 1 \text{ м}$$

$$l = 1 \text{ м}$$



Можно заметить, что с увеличением массы и понижением жесткости пружины уменьшилась амплитуда колебаний груза, при этом колебания амплитуда колебаний диска увеличилась

### 3. Начальные условия

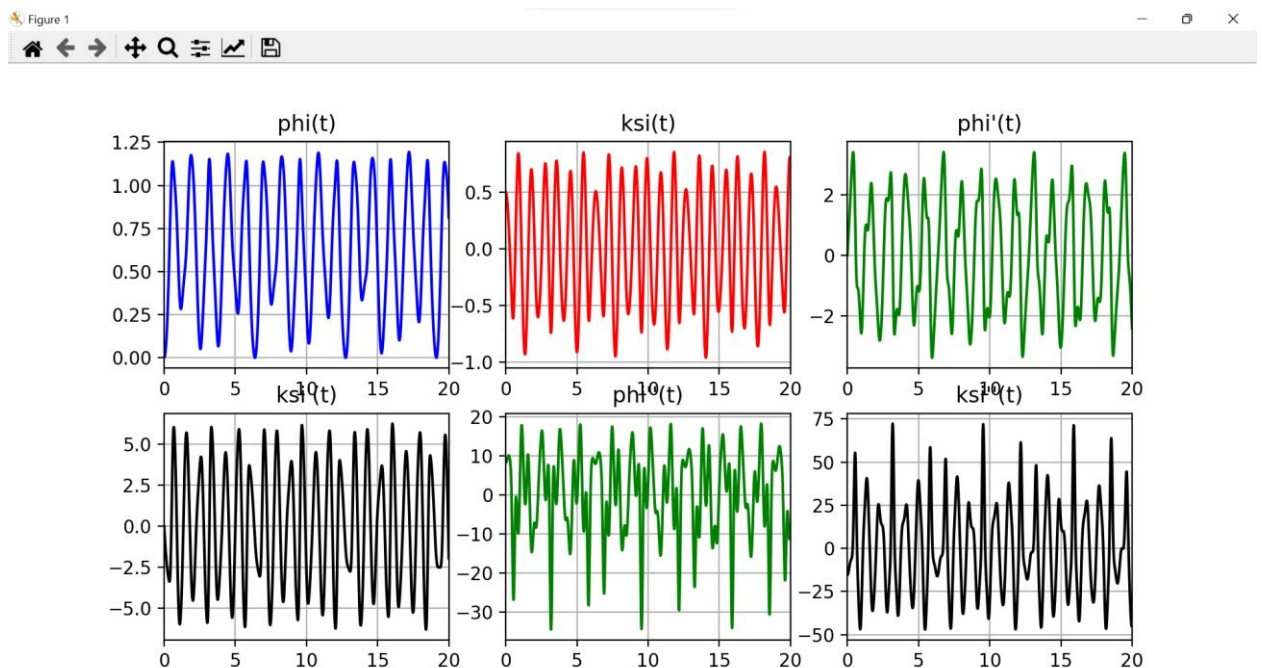
$$M1 = 10 \text{ кг}$$

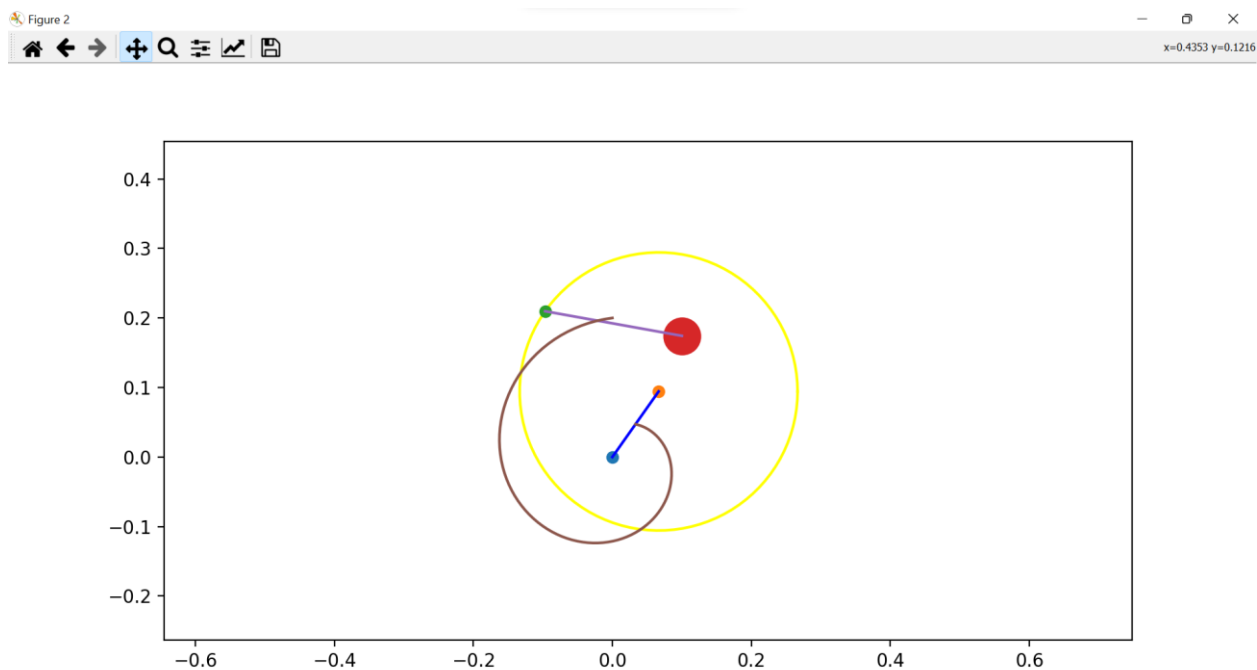
$$M2 = 3 \text{ кг}$$

$$C = 20 \text{ Н*м}$$

$$r = 0.2 \text{ м}$$

$$l = 0.2 \text{ м}$$





Изменение длины стержня и оси сильно сказалось на характере колебаний. Наша система стала совершать малые колебания.

#### 4. Начальные условия

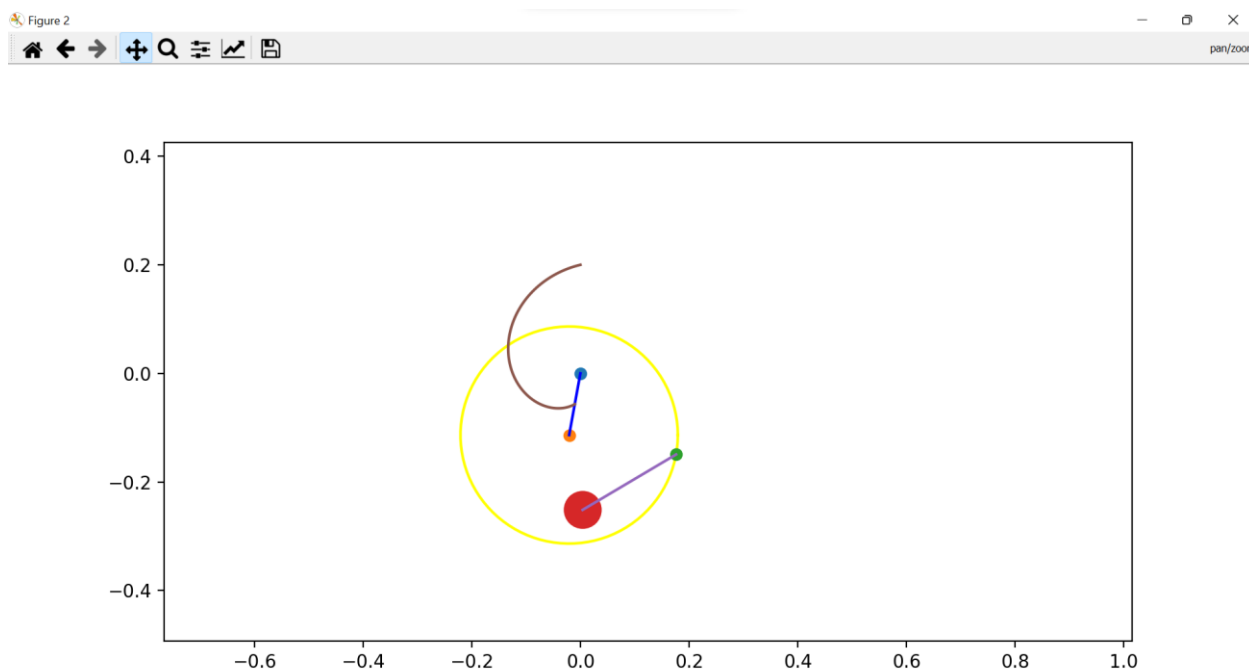
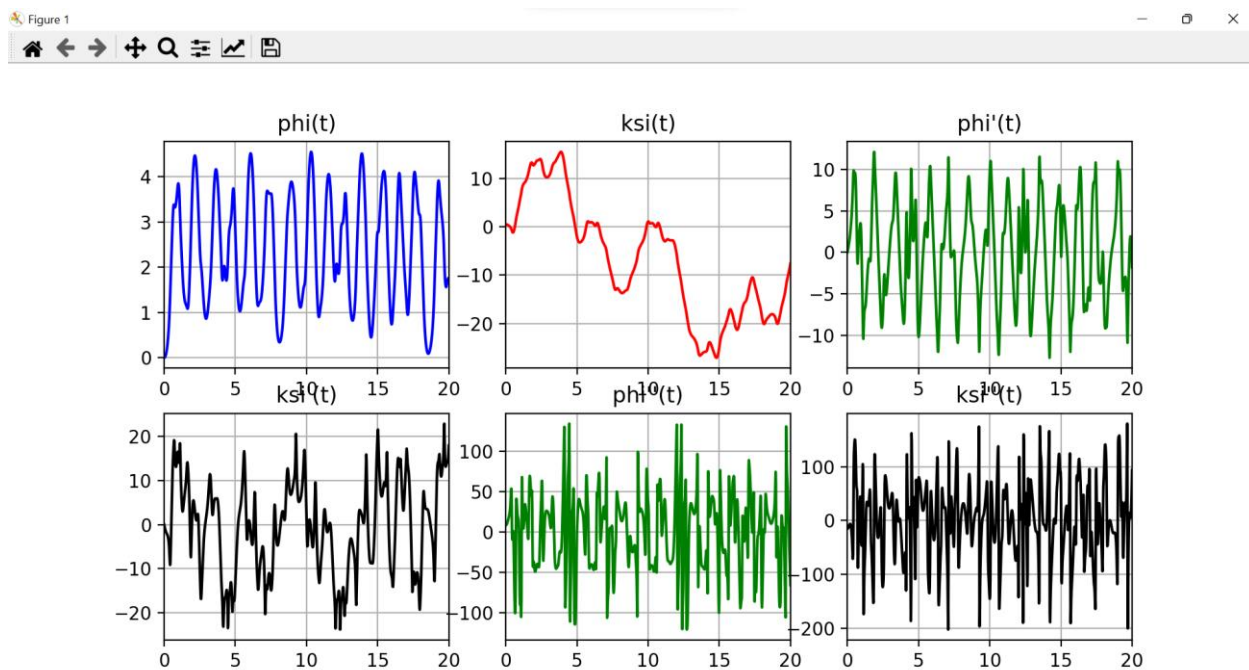
$$M1 = 10 \text{ кг}$$

$$M2 = 3 \text{ кг}$$

$$C = 1 \text{ Н*м}$$

$$r = 0.2 \text{ м}$$

$$l = 0.2 \text{ м}$$



При уменьшении жесткости пружины, амплитуда системы резка возросла и она перестала совершать малые колебания.

Вывод: В результате данной лабораторной работы мы изучили данную нами систему, составили уравнения Лагранжа 2 рода, посмотрели на поведение системы при различных начальных условиях и изучили её устойчивость.

Вычисления:

$$U = -m_1 g \cos \varphi + 2eg m_2 \sin\left(\varphi - \frac{\pi}{6}\right) + \frac{c\varphi^2}{2} +$$

$$+ m_2 g (\cos \vartheta)$$

$$T = \frac{5m_1}{2} \dot{\varphi}^2 + \frac{4m_2}{3} \dot{\varphi}^2 + m_2 l \sin \vartheta \dot{\varphi}^2 +$$

$$+ m_2 l \sin \vartheta \dot{\varphi}^2$$

$$T_0 = 0 \Rightarrow$$

$$U^* = U \quad m_2 = 0 \quad \varphi = 0$$

$$\frac{\partial U^*}{\partial \varphi} = m_1 g \sin \varphi - c\varphi = 0$$

$$m_1 g \sin \varphi - c\varphi = 0$$

$$m_1 g \sin \varphi = c\varphi \big|_{\varphi=0}$$

$$0 = 0$$

$$\frac{\partial^2 U^*}{\partial \varphi^2} = eg m_1 \cos \varphi - c > 0 \big|_{\varphi=0}$$

$$eg m_1 > c$$

$$m_1 > \frac{c}{eg}$$