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 №31

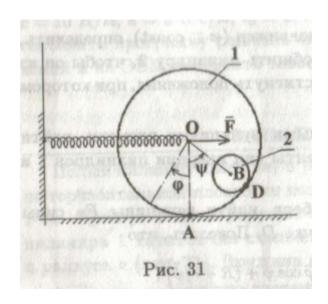
Выполнил(а) студент группы М8О-208Б-23	
ч	Пинчук Михаил Сергеевич _
подпись, дата	
Проверил и принял	
B	Ст. преп. каф. 802 Волков Е.В
подпись, дата	_
й	с оценкой

Вариант №31

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.

Механическая система:



Текст программы

```
: массив состояния [phi, psi, phi_dot, psi_dot]
   У
   t
          : время
   FØ
         : Амплитуда внешней силы
   М
         : Масса основного цилиндра (m1)
         : Масса вспомогательного цилиндра (m2)
   m
          : Коэффициент с (по смыслу из уравнения может быть
   C
«жёсткость»/«пружинный» коэффициент)
   gamma : Частота внешней силы
         : Ускорение свободного падения
   g
         : Радиус основного цилиндра
          : Радиус вспомогательного цилиндра
   # Распакуем переменные для удобства
   phi
           = y[0]
          = y[1]
   psi
   phi_dot = y[2]
   psi dot = y[3]
   # Вектор выходных значений
   dy = np.zeros_like(y)
   # Первые две компоненты — это просто производные углов
   dy[0] = phi_dot
   dy[1] = psi_dot
   # Коэффициенты матрицы (левая часть системы) согласно уравнениям
   a11 = 2 * (M + m) * R
   a12 = m * (R - r) * (1 + np.cos(psi))
   a21 = R * (1 + np.cos(psi))
   a22 = 2 * (R - r)
   # Правая часть первого уравнения:
   # 2(M + m)R * ddphi + m(R - r)[(1 + cos psi)*ddpsi - psi_dot^2 sin psi] +
cR * phi = F0 sin(gamma t)
   \# \Rightarrow 2(M + m)R * ddphi + m(R - r)(1 + cos psi)*ddpsi
   \# = F0 sin(gamma t) - cR * phi + m(R - r)(psi dot^2 sin psi)
   b1 = (F0 * np.sin(gamma * t)
         - c * R * phi
         + m * (R - r) * (psi_dot**2) * np.sin(psi))
   # Правая часть второго уравнения:
```

```
\# \Rightarrow R(1 + \cos psi)*ddphi + 2(R - r)*ddpsi = -g sin psi
    b2 = -g * np.sin(psi)
   # Вычислим определитель матрицы
    det = a11 * a22 - a12 * a21
    if abs(det) < 1e-14:</pre>
        raise ValueError("Определитель матрицы близок к нулю — система
может не иметь уникального решения.")
   # Решаем систему:
   ddphi = ( b1 * a22 - b2 * a12 ) / det
    ddpsi = ( b2 * a11 - b1 * a21 ) / det
   # Запишем найденные ускорения в ду
   dy[2] = ddphi
   dy[3] = ddpsi
    return dy
# Константы системы
F_amplitude = 0 # F0, H
mass main = 5
mass sub = 20
                    # с, кг/с
damping coef = 0
frequency = math.pi # gamma, pad/c
gravity = 9.81
                        # g, M/C<sup>2</sup>
radius main = 1
radius_sub = 0.3
# Параметры времени
time steps = 1000
time final = 20
time_array = np.linspace(0, time_final, time_steps)
# Начальные условия (углы в радианах и соответствующие скорости)
initial_state = [0.0, math.pi/4, 0.0, 0.0] # [угол_main, угол_sub, угловая
скорость_main, угловая скорость_sub]
```

```
# ==========
# Решение системы
solution = odeint(system_of_equations, initial_state, time_array,
                args=(F amplitude, mass main, mass sub, damping coef,
frequency, gravity, radius_main, radius_sub))
angle main = solution[:, 0] # Угол основного цилиндра (psi)
angle sub = solution[:, 1] # Угол дополнительного цилиндра (phi)
ang_vel_main = solution[:, 2] # Угловая скорость основного цилиндра
ang_vel_sub = solution[:, 3] # Угловая скорость дополнительного цилиндра
# Вычисление ускорений для графиков (по необходимости можно
использовать)
# ddx = [system_of_equations(y, t, F_amplitude, mass_main, mass_sub,
damping coef, frequency, gravity, radius main, radius sub)[2] for y, t in
zip(solution, time array)]
# ddphi = [system_of_equations(y, t, F_amplitude, mass_main, mass_sub,
damping_coef, frequency, gravity, radius_main, radius_sub)[3] for y, t in
zip(solution, time array)]
# Вычисление дополнительных параметров для графиков
# Для соответствия второму коду, будем строить sin(angle_main) и
sin_angle_main = np.sin(angle_main)
cos_angle_sub = np.cos(angle_sub)
# Предположим, что "длина пружины" (или нечто аналогичное) меняется как
spring_length = 2.5 + angle_main + radius_main
# Координаты основного цилиндра
X main = spring length
Y_main = np.full_like(X_main, radius_main) # Y_main не меняется во времени
# Координаты дополнительного цилиндра
X_sub = X_main + (radius_main - radius_sub) * np.sin(angle_sub)
Y_sub = Y_main - (radius_main - radius_sub) * np.cos(angle_sub)
# Графики решений
```

```
fig graphs, axes = plt.subplots(2, 2, figsize=(13, 7))
# График угла основного цилиндра (psi)
axes[0, 0].plot(time_array, angle_main, color='blue')
axes[0, 0].set title("Угол основного цилиндра (psi)")
axes[0, 0].set_xlabel("Время (s)")
axes[0, 0].set_ylabel("Угол (рад)")
axes[0, 0].grid(True)
# График угла дополнительного цилиндра (phi)
axes[1, 0].plot(time_array, angle_sub, color='red')
axes[1, 0].set title("Угол дополнительного цилиндра (phi)")
axes[1, 0].set xlabel("Время (s)")
axes[1, 0].set_ylabel("Угол (рад)")
axes[1, 0].grid(True)
# График синуса основного угла
axes[0, 1].plot(time_array, sin_angle_main, color='orange')
axes[0, 1].set_title("Синус основного угла (sin(psi))")
axes[0, 1].set xlabel("Время (s)")
axes[0, 1].set ylabel("sin(psi)")
axes[0, 1].grid(True)
# График косинуса дополнительного угла
axes[1, 1].plot(time_array, cos_angle_sub, color='black')
axes[1, 1].set_title("Косинус дополнительного угла (cos(phi))")
axes[1, 1].set xlabel("Время (s)")
axes[1, 1].set ylabel("cos(phi)")
axes[1, 1].grid(True)
fig graphs.tight layout()
fig_anim, ax_anim = plt.subplots(figsize=(10, 7))
ax anim.axis('equal')
ax_anim.set(xlim=[0, 8], ylim=[-1, 7])
ax anim.set title("Анимация системы двух цилиндров с пружиной")
# Статические элементы (земля, опоры и т.д.)
```

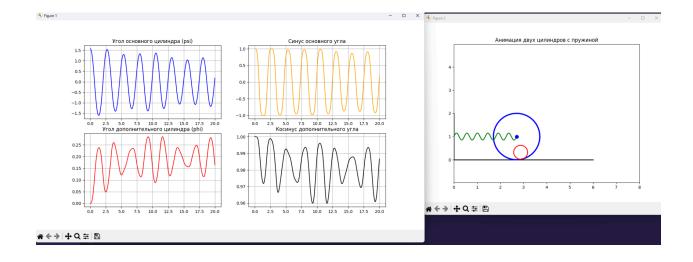
```
ground = ax_anim.plot([0, 0, 6], [6, 0, 0], color='black', linewidth=2)[0]
# Подготовка данных для цилиндров
circle_theta = np.linspace(0, 2 * math.pi, 100)
X_circle_main = radius_main * np.sin(circle_theta)
Y circle main = radius main * np.cos(circle theta)
X_circle_sub = radius_sub * np.sin(circle_theta)
Y_circle_sub = radius_sub * np.cos(circle_theta)
# Создание объектов для анимации
main_cylinder, = ax_anim.plot([], [], color='blue', linewidth=3) # Основной
цилиндр
sub cylinder, = ax anim.plot([], [], color='red', linewidth=2) #
Дополнительный цилиндр
spring_line, = ax_anim.plot([], [], color='green', linewidth=2) # Пружина
point_main, = ax_anim.plot([], [], 'bo', markersize=8) # Точка
центра основного цилиндра
def create_spring(x1, y1, x2, y2, n_coils=20, amplitude=0.1, resolution=100):
   Генерирует координаты пружины между двумя точками.
   Параметры:
   x1, y1 : float
       Координаты начальной точки.
   x2, y2 : float
       Координаты конечной точки.
   n coils : int
       Количество витков пружины.
    amplitude : float
       Амплитуда колебаний пружины.
    resolution : int
       Количество точек для построения пружины.
   Возвращает:
   X_spring, Y_spring : ndarray
       Координаты пружины.
   t = np.linspace(0, 1, resolution)
   X_{straight} = x1 + (x2 - x1) * t
```

```
Y_{straight} = y1 + (y2 - y1) * t
    dx = x2 - x1
    dy = y2 - y1
    length = np.hypot(dx, dy)
    perp_norm = np.array([-dy, dx])
    perp_len = np.hypot(perp_norm[0], perp_norm[1])
    if perp_len != 0:
        perp_norm /= perp_len
    else:
        perp_norm = np.array([0, 1])
   wave = amplitude * np.sin(2 * np.pi * n_coils * t)
   X_spring = X_straight + wave * perp_norm[0]
   Y_spring = Y_straight + wave * perp_norm[1]
    return X_spring, Y_spring
def animate(frame):
    Анимирует кадр с номером frame.
    # Координаты основного цилиндра на данном кадре
    current X main = X main[frame]
    current_Y_main = Y_main[frame]
    # Координаты дополнительного цилиндра на данном кадре
    current X sub = X sub[frame]
    current_Y_sub = Y_sub[frame]
   # --- Обновляем основной цилиндр ---
   main_cylinder.set_data(X_circle_main + current_X_main,
                          Y_circle_main + current_Y_main)
    sub_cylinder.set_data(X_circle_sub + current_X_sub,
                         Y_circle_sub + current_Y_sub)
   # --- Обновляем точку центра основного цилиндра ---
    point main.set data([current X main], [current Y main])
```

Результат работы программы:

• mass_main = 5.0; mass_sub = 0.5; radius_main = 1.0; radius_sub = 0.3; F_amplitude = 3.0; frequency = math.pi; damping_coef = 5.0; gravity = 9.81;

initial_state = [math.pi / 2, 0, 0, 0]; — лёгкий дополнительный цилиндр, умеренное демпфирование:



Результат: Основной цилиндр (более тяжёлый) колеблется около вертикального положения, отклоняясь под действием внешней силы.

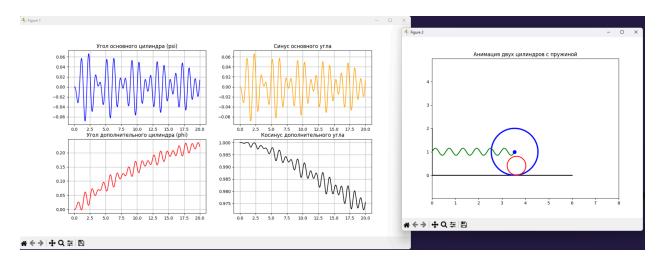
Лёгкий дополнительный цилиндр (mass_sub = 0.5) будет раскачиваться заметно сильнее и «гулять» по радиусу основного.

Демпфирование (damping_coef = 5) не слишком большое, поэтому колебания затухают медленно.

Пружина (модельно) чуть «трясет» основной цилиндр взад-вперед, создавая колебания в горизонтальном направлении.

• mass_main = 3.0; mass_sub = 5.0; radius_main = 1.0; radius_sub = 0.4; F_amplitude = 2.0; frequency = 2 * math.pi; damping_coef = 1.0; gravity = 9.81;

initial_state = [0, 0, 0, 0]; — тяжёлый «дополнительный» цилиндр, слабый демпфер:



Результат: Поскольку дополнительный цилиндр тяжелее основного, система становится нестабильной при минимальном внешнем воздействии.

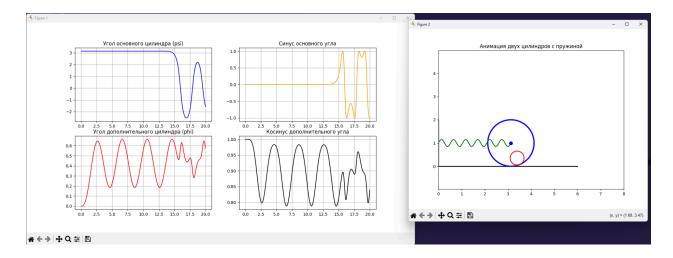
При слабом демпфировании (damping_coef = 1) пружинные колебания почти не гасятся, возможны крупные размахи.

Основной цилиндр будет стремиться вращаться, но значительная масса дополнительного может вывести систему из равновесия.

Из-за более высокой частоты внешней силы (2π) могут появиться эффекты резонанса, если система колебаний попадёт в подходящий диапазон.

• mass_main = 5.0; mass_sub = 2.0; radius_main = 1.0; radius_sub = 0.3; F_amplitude = 10.0; frequency = 2 * math.pi; damping_coef = 15.0; gravity = 9.81;

initial_state = [math.pi, 0, 0, 0] – сильное демпфирование, большая внешняя сила:



Результат: Из-за большой внешней силы (F_amplitude = 10) цилиндры будут пытаться сильно раскачиваться.

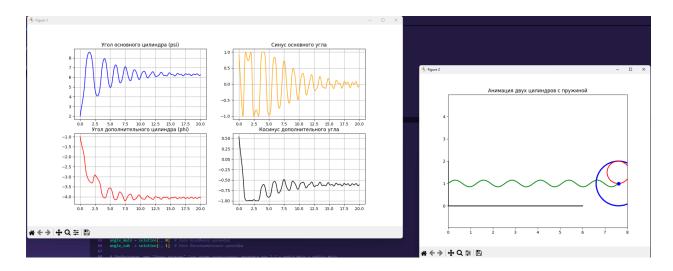
Однако высокое демпфирование (damping_coef = 15) будет быстро гасить любые колебания.

Основной цилиндр, начав с перевёрнутого положения (угол $\sim 180^\circ$), будет пытаться вернуться в более устойчивое состояние (около 0 или π), совершая пару «рывков».

Дополнительный цилиндр может слегка «подвисать» или «подпрыгивать» в радиальной полости, но скоро тоже стабилизируется.

• mass_main = 1.0; mass_sub = 1.0; radius_main = 1.0; radius_sub = 0.5; F_amplitude = 4.0; frequency = 3 * math.pi; damping_coef = 2.0; gravity = 9.81;

initial_state = [2.0, -1.0, 5.0, -2.0]; — маленькая основная масса, сильные пружинные колебания, большие начальные углы:



Результат: Пример «бурных» колебаний: оба цилиндра легкие (одинаковые массы), начальные углы и скорости заданы так, что сразу возникает сильная динамика.

Высокая частота внешней силы (3π) может «разгонять» систему и приводить к резким пульсациям вокруг оси.

Небольшой коэффициент демпфирования (2.0) позволяет этим колебаниям довольно долго сохранять энергию, хотя и будет заметное затухание с течением времени.

Пружина визуально будет сильно «шевелиться», переходя из сжатого в растянутое состояние, цилиндры могут делать почти полный оборот вокруг своих центров.

Вывод:

В ходе выполнения этой лабораторной работы я написал Python код, строящий анимацию движения системы, уравнения движения которой могут быть модифицированы путем изменения коэффициентов (начальных значений).

Также я реализовал 4 графика, которые отображают изменение x(t), phi(t), FA(t) (силы трения) и NA(t) (силы давления системы на плоскость).