

Министерство образования и науки Российской Федерации

Государственное образовательное учреждение  
высшего профессионального образования  
«Оренбургский государственный университет»

Кафедра теоретической механики

Н.А. Морозов

# ОПРЕДЕЛЕНИЕ ЗАКОНА ПРЯМОЛИНЕЙНЫХ КОЛЕБАНИЙ МАТЕРИАЛЬНОЙ ТОЧКИ

Методические указания  
к лабораторной работе по дисциплине «Теоретическая механика»

Рекомендовано к изданию Редакционно-издательским советом  
Государственного образовательного учреждения высшего  
профессионального образования «Оренбургский государственный  
университет»

Оренбург  
ИПК ГОУ ОГУ  
2011

УДК 531.1(07)  
ББК 22.213я7  
М 80

Рецензент – кандидат технических наук, доцент Л.И. Кудина

М 80      **Морозов, Н.А.**  
Определение закона прямолинейных колебаний материальной точки:  
методические указания к лабораторной работе по дисциплине  
«Теоретическая механика»/ Н.А. Морозов; Оренбургский гос. ун-т –  
Оренбург: ОГУ, 2011. - 63 с.

Методические указания предназначены для специалистов и бакалавров технических направлений подготовки. В методических указаниях рассмотрены прямолинейные свободные и вынужденные колебания материальной точки с учетом и без учета сопротивления движению. Представлен пример выполнения лабораторной работы.

УДК 531.1(07)  
ББК 22.213я7

© Морозов Н.А., 2011  
© ГОУ ОГУ, 2011

## Содержание

Введение.....	4
1 Прямолинейные колебания материальной точки.....	5
1.1 Прямолинейные свободные колебания материальной точки без учета сил сопротивления.....	6
1.2 Прямолинейные свободные колебания материальной точки с учетом сил сопротивления.....	9
1.3 Прямолинейные вынужденные колебания материальной точки без учета сил сопротивления.....	13
1.4 Прямолинейные вынужденные колебания материальной точки с учетом сил сопротивления.....	16
1.5 Эквивалентные пружины.....	19
2 Задание для лабораторной работы.....	22
3 Пример выполнения лабораторной работы.....	37
Список использованных источников.....	63

## Введение

В инженерной деятельности специалиста возникает необходимость решать задачи, связанные с колебательными процессами. Изучение колебательных процессов предусмотрено основными образовательными программами практически по всем техническим направлениям подготовки.

В данных методических указаниях рассмотрены свободные и вынужденные прямолинейные колебания материальной точки с учетом и без учета сопротивления движению точки. Для каждого случая колебательного процесса представлен вид получаемого дифференциального уравнения движения точки и методика его решения.

Методические указания содержат многовариантное задание на лабораторную работу (999 вариантов), каждый вариант которого представляет собой задачу, состоящую из четырех пунктов. Каждый пункт описывает один из рассмотренных видов колебаний. Таким образом, каждый вариант задания содержит все рассмотренные виды прямолинейных колебаний материальной точки, что позволяет преподавателю дифференцированно выдавать те или иные пункты задания в зависимости от направления подготовки бакалавров.

Представлен пример выполнения лабораторной работы. Для каждого пункта предложенной задачи определен закон колебательного движения материальной точки и построен график данного закона.

# 1 Прямолинейные колебания материальной точки

Причиной возникновения и существования колебаний материальной точки являются восстанавливающие и возмущающие силы. Первые постоянно стремятся вернуть точку в положение равновесия, вторые постоянно стремятся вывести точку из положения равновесия. Если на точку действует возмущающая сила, колебания называются вынужденными. Колебания могут происходить и при отсутствии возмущающих сил, в этом случае они называются свободными. При рассмотрении колебаний могут учитываться действующие на точку силы сопротивления (силы сопротивления сред, различных полей). Кроме перечисленных выше сил на точку в процессе колебаний могут действовать постоянные силы. Если в процессе колебаний траекторией движения точки является прямая, колебания называются прямолинейными.

Для определения закона колебательного движения точки необходимо решить вторую основную задачу динамики материальной точки. Для этого записывается основное уравнение динамики материальной точки. Проецируя данное уравнение на ось, направленную вдоль траектории точки, получаем дифференциальное уравнение движения точки, решение которого и даст искомый закон движения.

В зависимости от действующих на точку сил, дифференциальные уравнения движения точки могут иметь различный вид, быть однородными или неоднородными. Интегрирование данных уравнений производится известными математическими методами, тем не менее, при выполнении лабораторной работы необходимо полностью приводить математические выкладки. В связи с этим рассмотрим ход решения дифференциальных уравнений движения точки при различных случаях прямолинейных колебаний точки.

## 1.1 Прямолинейные свободные колебания материальной точки без учета сил сопротивления

Рассмотрим материальную точку, совершающую свободные колебания. Сопротивлением движению точки пренебрегаем. На точку действует восстанавливающая сила  $F$ , стремящаяся вернуть точку в положение равновесия (рисунок 1).

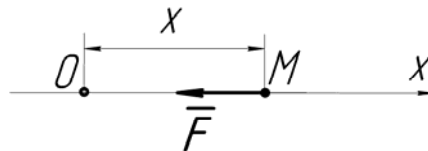


Рисунок 1 – Точка, совершающая свободные колебания без учета сопротивления ее движению

Решим вторую основную задачу динамики точки. Основное уравнение динамики материальной точки в данном случае будет иметь вид:

$$m \cdot \bar{a} = \bar{F}, \quad (1)$$

где  $m$  – масса материальной точки, кг;

$a$  – ускорение материальной точки,  $\text{м/с}^2$ ;

$F$  – восстанавливающая сила, Н.

Проецируя уравнение (1) на ось  $x$ , получим дифференциальное уравнение движения материальной точки:

$$m \cdot \ddot{x} = F_x, \quad (2)$$

где  $\ddot{x}$  – проекция ускорения точки на ось  $x$ ,  $\text{м/с}^2$ .

Наиболее распространенными являются линейные восстанавливающие силы, пропорциональные отклонению точки от положения равновесия. Для таких сил  $F_x = -c \cdot x$  ( $c = \text{const}$ ), поэтому:

$$m \cdot \ddot{x} = -c \cdot x. \quad (3)$$

Получим однородное дифференциальное уравнение второго порядка:

$$m \cdot \ddot{x} + c \cdot x = 0. \quad (4)$$

Разделим каждый член уравнения на  $m$ :

$$\ddot{x} + \frac{c}{m} \cdot x = 0 \quad (5)$$

Введем обозначение  $\frac{c}{m} = k^2$ , где  $k$  – круговая (циклическая) частота колебаний. Получим дифференциальное уравнение прямолинейных свободных колебаний материальной точки без учета сил сопротивления.

$$\ddot{x} + k^2 \cdot x = 0. \quad (6)$$

Для нахождения решения данного уравнения составим характеристическое уравнение:

$$z^2 + k^2 = 0 \quad (7)$$

Корни данного уравнения являются комплексными числами:

$$z_{1,2} = \pm i \cdot k. \quad (8)$$

Мнимым корням характеристического уравнения соответствует следующий вид общего решения дифференциального уравнения:

$$x = C_1 \cdot \text{Cos}(k \cdot t) + C_2 \cdot \text{Sin}(k \cdot t), \quad (9)$$

где  $C_1, C_2$  - постоянные интегрирования, определяемые из начальных условий движения.

Так как неизвестных постоянных интегрирования две, то очевидно, что для их определения необходимы два уравнения. Поэтому в качестве второго уравнения будем использовать закон изменения проекции скорости точки на ось  $x$  :

$$\dot{x} = -C_1 \cdot k \cdot \text{Sin}(k \cdot t) + C_2 \cdot k \cdot \text{Cos}(k \cdot t). \quad (10)$$

Для нахождения постоянных интегрирования необходимо записать начальные условия (н.у.), т.е. определить значения начальной координаты  $x_0$  и начальной скорости  $v_0$  точки, соответствующие моменту начала движения точки ( $t_0=0$ ), выбираемому в соответствии с условиями задачи:

$$\text{н.у. при } t_0=0 \quad x = x_0, \quad \dot{x} = \dot{x}_0 = v_0 \quad (11)$$

Подставляя н.у. в уравнения (9) и (10), выразим  $C_1, C_2$  :

$$x_0 = C_1 \cdot \text{Cos}0 + C_2 \cdot \text{Sin}0 = C_1, \quad (12)$$

$$v_0 = -C_1 \cdot k \cdot \text{Sin}0 + C_2 \cdot k \cdot \text{Cos}0 = C_2 \cdot k \Rightarrow C_2 = \frac{v_0}{k}. \quad (13)$$

Таким образом, определение постоянных интегрирования производится путем подстановки начальных условий в закон движения и в закон изменения проекции



скорости, поэтому для других случаев колебаний данная операция приводиться не будет.

В результате искомый закон движения будет иметь вид:

$$x = x_0 \cdot \text{Cos}(k \cdot t) + \frac{v_0}{k} \cdot \text{Sin}(k \cdot t). \quad (14)$$

## 1.2 Прямолинейные свободные колебания материальной точки с учетом сил сопротивления

Рассмотрим материальную точку, совершающую свободные колебания при наличии сил сопротивления (рисунок 2). Причиной затухания колебаний является сила сопротивления  $R$ , пропорциональная скорости движения точки  $v$ :

$$\bar{R} = -\mu \cdot \bar{v}, \quad (15)$$

где  $\mu$  - коэффициент пропорциональности, кг/с.

Линейная зависимость между силой сопротивления и скоростью точки обусловлена относительно малыми скоростями точек в процессе их колебаний.

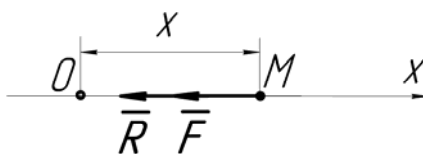


Рисунок 2 – Точка, совершающая свободные колебания с учетом сопротивления ее движению

На точку действуют восстанавливающая сила  $F$  и сила сопротивления  $R$ , направленная противоположно скорости точки, поэтому основное уравнение динамики материальной точки для данного случая имеет вид:

$$m \cdot \bar{a} = \bar{F} + \bar{R} . \quad (16)$$

Дифференциальное уравнение движения:

$$m \cdot \ddot{x} = F_x + R_x , \quad (17)$$

$$m \cdot \ddot{x} = -c \cdot x - \mu \cdot \dot{x} . \quad (18)$$

Получим однородное дифференциальное уравнение второго порядка:

$$m \cdot \ddot{x} + \mu \cdot \dot{x} + c \cdot x = 0 . \quad (19)$$

Разделим каждый член уравнения на  $m$ :

$$\ddot{x} + \frac{\mu}{m} \cdot \dot{x} + \frac{c}{m} \cdot x = 0 . \quad (20)$$

Введем обозначения  $\frac{c}{m} = k^2$ ,  $\frac{\mu}{m} = 2n$ , где  $n$  – коэффициент затухания. По-

лучим дифференциальное уравнение прямолинейных свободных колебаний материальной точки с учетом сил сопротивления.

$$\ddot{x} + 2n \cdot \dot{x} + k^2 \cdot x = 0 . \quad (21)$$

Составим характеристическое уравнение:

$$z^2 + 2n \cdot z + k^2 = 0. \quad (22)$$

Корни данного уравнения являются комплексными числами:

$$z_{1,2} = -n \pm \sqrt{n^2 - k^2}. \quad (23)$$

В зависимости от того, какая из величин  $n$  и  $k$  является большей, решение дифференциального уравнения будет иметь тот или иной вид. Рассмотрим возможные случаи.

В случае малого сопротивления ( $n < k$ ):

$$z_{1,2} = -n \pm i \cdot \sqrt{k^2 - n^2}. \quad (24)$$

Введем величину:

$$k_1 = \sqrt{k^2 - n^2}, \quad (25)$$

тогда:

$$z_{1,2} = -n \pm i \cdot k_1. \quad (26)$$

Таким корням характеристического уравнения соответствует следующий вид общего решения дифференциального уравнения:

$$x = e^{-n \cdot t} (C_1 \cdot \text{Cos}(k_1 \cdot t) + C_2 \cdot \text{Sin}(k_1 \cdot t)), \quad (27)$$

где  $C_1, C_2$  - постоянные интегрирования.

Для нахождения постоянных интегрирования в качестве второго уравнения будем использовать закон изменения проекции скорости на ось  $x$  :

$$\begin{aligned} \dot{x} = & -n \cdot e^{-n \cdot t} (C_1 \cdot \text{Cos}(k_1 \cdot t) + C_2 \cdot \text{Sin}(k_1 \cdot t)) + \\ & + e^{-n \cdot t} (-C_1 \cdot k_1 \cdot \text{Sin}(k_1 \cdot t) + C_2 \cdot k_1 \cdot \text{Cos}(k_1 \cdot t)). \end{aligned} \quad (28)$$

В случае критического сопротивления ( $n = k$ ) характеристическое уравнение будет иметь два действительных корня:

$$z_{1,2} = -n. \quad (29)$$

Общее решение дифференциального уравнения имеет вид:

$$x = e^{-n \cdot t} (C_1 + C_2 \cdot t). \quad (30)$$

Закон изменения проекции скорости на ось  $x$  :

$$\dot{x} = -n \cdot e^{-n \cdot t} (C_1 + C_2 \cdot t) + e^{-n \cdot t} \cdot C_2. \quad (31)$$

В случае большого сопротивления ( $n > k$ ) характеристическое уравнение будет иметь два действительных корня:

$$z_{1,2} = -n \pm \sqrt{n^2 - k^2}. \quad (32)$$

Общее решение дифференциального уравнения в данном случае имеет вид:

$$x = C_1 \cdot e^{z_1 \cdot t} + C_2 \cdot e^{z_2 \cdot t} . \quad (33)$$

Тогда закон изменения проекции скорости на ось  $x$  :

$$\dot{x} = C_1 \cdot z_1 \cdot e^{z_1 \cdot t} + C_2 \cdot z_2 \cdot e^{z_2 \cdot t} \quad (34)$$

### 1.3 Прямолинейные вынужденные колебания материальной точки без учета сил сопротивления

Рассмотрим материальную точку, совершающую вынужденные колебания (рисунок 3). Сопротивлением пренебрегаем. Вынуждающая сила, как правило, зависит от времени и может выражаться различными функциями. Ограничимся рассмотрением случая, когда проекция вынуждающей силы  $Q$  на ось  $x$  изменяется по гармоническому закону:

$$Q_x = Q_0 \cdot \text{Sin}(p \cdot t) , \quad (35)$$

где  $Q_0$  - амплитуда изменения силы, Н;

$p$  - циклическая частота изменения силы, 1/с;

$t$  - время, с.

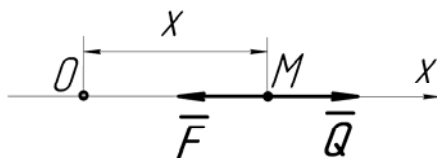


Рисунок 3 – Точка, совершающая вынужденные колебания без учета сопротивления ее движению

На точку действуют восстанавливающая и вынуждающая силы. Основное уравнение динамики материальной точки в данном случае имеет вид:

$$m \cdot \bar{a} = \bar{F} + \bar{Q}. \quad (36)$$

Дифференциальное уравнение движения материальной точки:

$$m \cdot \ddot{x} = F_x + Q_x, \quad (37)$$

$$m \cdot \ddot{x} = -c \cdot x + Q_0 \cdot \text{Sin}(p \cdot t). \quad (38)$$

Получим неоднородное дифференциальное уравнение второго порядка:

$$m \cdot \ddot{x} + c \cdot x = Q_0 \cdot \text{Sin}(p \cdot t). \quad (39)$$

Разделим каждый член уравнения на  $m$ :

$$\ddot{x} + \frac{c}{m} \cdot x = \frac{Q_0}{m} \cdot \text{Sin}(p \cdot t). \quad (40)$$

Введем обозначения  $\frac{c}{m} = k^2$ ,  $\frac{Q_0}{m} = P_0$ . Получим дифференциальное уравнение прямолинейных вынужденных колебаний материальной точки без учета сил сопротивления.

$$\ddot{x} + k^2 \cdot x = P_0 \cdot \text{Sin}(p \cdot t). \quad (41)$$

Как известно, решением неоднородного дифференциального уравнения является сумма общего решения однородного уравнения, ( $x_1$ ) и частного решения исходного неоднородного уравнения ( $x_2$ ):

$$x = x_1 + x_2. \quad (42)$$

Однородное уравнение, соответствующее неоднородному, будет иметь вид:

$$\ddot{x}_1 + k^2 \cdot x_1 = 0. \quad (43)$$

Данное уравнение совпадает с уравнением (6), поэтому его решение будет иметь вид:

$$x_1 = C_1 \cdot \text{Cos}(k \cdot t) + C_2 \cdot \text{Sin}(k \cdot t). \quad (44)$$

Вид частного решения уравнения (41) будет зависеть от вида правой части данного уравнения. В данном случае принимаем  $x_2$  в виде:

$$x_2 = B \cdot \text{Sin}(p \cdot t), \quad (45)$$

где  $B$  - постоянная величина, м.

Определим значение величины  $B$ , подставив частное решение (45) в уравнение (41):

$$-B \cdot p^2 \cdot \text{Sin}(p \cdot t) + k^2 \cdot B \cdot \text{Sin}(p \cdot t) = P_0 \cdot \text{Sin}(p \cdot t), \quad (46)$$

$$-B \cdot p^2 + k^2 \cdot B = P_0, \quad (47)$$

$$B = \frac{P_0}{k^2 - p^2}. \quad (48)$$

Тогда уравнение (45) примет вид:

$$x_2 = \frac{P_0}{k^2 - p^2} \text{Sin}(p \cdot t). \quad (49)$$

Закон вынужденных колебаний согласно формулам (42), (44) и (49):

$$x = C_1 \cdot \text{Cos}(k \cdot t) + C_2 \cdot \text{Sin}(k \cdot t) + \frac{P_0}{k^2 - p^2} \text{Sin}(p \cdot t). \quad (50)$$

Закон изменения проекции скорости:

$$\dot{x} = -C_1 \cdot k \cdot \text{Sin}(k \cdot t) + C_2 \cdot k \cdot \text{Cos}(k \cdot t) + \frac{P_0 \cdot p}{k^2 - p^2} \text{Cos}(p \cdot t). \quad (51)$$

#### 1.4 Прямолинейные вынужденные колебания материальной точки с учетом сил сопротивления

Рассмотрим материальную точку, совершающую вынужденные колебания при наличии сопротивления (рисунок 4).

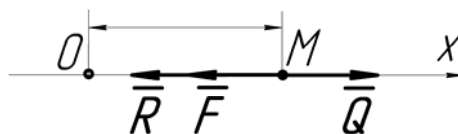


Рисунок 4 – Точка, совершающая вынужденные колебания при наличии сопротивления ее движению



На точку действуют восстанавливающая сила, вынуждающая сила и сила сопротивления  $R$ , определяемая по формуле (15). Основное уравнение динамики материальной точки в данном случае будет иметь вид:

$$m \cdot \bar{a} = \bar{F} + \bar{R} + \bar{Q} . \quad (52)$$

Дифференциальное уравнение движения материальной точки:

$$m \cdot \ddot{x} = F_x + R_x + Q_x , \quad (53)$$

$$m \cdot \ddot{x} = -c \cdot x - \mu \cdot \dot{x} + Q_0 \cdot \text{Sin}(p \cdot t) . \quad (54)$$

Неоднородное дифференциальное уравнение второго порядка:

$$m \cdot \ddot{x} + \mu \cdot \dot{x} + c \cdot x = Q_0 \cdot \text{Sin}(p \cdot t) . \quad (55)$$

Разделим каждый член уравнения на  $m$ :

$$\ddot{x} + \frac{\mu}{m} \cdot \dot{x} + \frac{c}{m} \cdot x = \frac{Q_0}{m} \cdot \text{Sin}(p \cdot t) . \quad (56)$$

Введем обозначения  $\frac{c}{m} = k^2$ ,  $\frac{\mu}{m} = 2n$ ,  $\frac{Q_0}{m} = P_0$ . Получим дифференциальное уравнение прямолинейных вынужденных колебаний материальной точки с учетом сил сопротивления.

$$\ddot{x} + 2n \cdot \dot{x} + k^2 \cdot x = P_0 \cdot \text{Sin}(p \cdot t) . \quad (57)$$

Данное уравнение является неоднородным дифференциальным уравнением второго порядка. Однородное уравнение, соответствующее неоднородному, совпадает с уравнением (21):

$$\ddot{x}_1 + 2n \cdot \dot{x}_1 + k^2 \cdot x_1 = 0. \quad (58)$$

Как было рассмотрено выше, вид его общего решения зависит от величины сопротивления, поэтому будет определяться согласно формулам (27), (30) и (33):

$$\text{при } n < k \quad x_1 = e^{-n \cdot t} (C_1 \cdot \text{Cos}(k_1 \cdot t) + C_2 \cdot \text{Sin}(k_1 \cdot t)), \quad (59)$$

$$\text{при } n = k \quad x_1 = e^{-n \cdot t} (C_1 + C_2 \cdot t), \quad (60)$$

$$\text{при } n > k \quad x_1 = C_1 \cdot e^{z_1 \cdot t} + C_2 \cdot e^{z_2 \cdot t}. \quad (61)$$

В данном случае ищем частное решение  $x_2$  в виде:

$$x_2 = B \cdot \text{Sin}(p \cdot t - \beta), \quad (62)$$

где  $\beta$  - постоянная величина, рад.

Определим значения величин  $B$  и  $\beta$ , подставив частное решение (62) в уравнение (57):

$$\begin{aligned} & -B \cdot p^2 \cdot \text{Sin}(p \cdot t - \beta) + 2n \cdot B \cdot p \cdot \text{Cos}(p \cdot t - \beta) + \\ & + k^2 \cdot B \cdot \text{Sin}(p \cdot t - \beta) = P_0 \cdot \text{Sin}(p \cdot t) \end{aligned} \quad (63)$$

Введем обозначение  $p \cdot t - \beta = \psi$ . Так как  $p \cdot t = \beta + \psi$ , то  $\text{Sin}(p \cdot t) = \text{Cos}\beta \cdot \text{Sin}\psi + \text{Cos}\psi \cdot \text{Sin}\beta$ . Следовательно:

$$\begin{aligned} B(k^2 - p^2) \cdot \text{Sin}\psi + 2n \cdot B \cdot p \cdot \text{Cos}\psi &= \\ &= P_0(\text{Cos}\beta \cdot \text{Sin}\psi + \text{Cos}\psi \cdot \text{Sin}\beta) \end{aligned} \quad (64)$$

Данное равенство выполняется при одновременном равенстве коэффициентов перед функциями  $\text{Sin}\psi$  и  $\text{Cos}\psi$  в левой и правой частях:

$$B(k^2 - p^2) = P_0 \cdot \text{Cos}\beta, \quad (65)$$

$$2n \cdot B \cdot p = P_0 \cdot \text{Sin}\beta. \quad (66)$$

Из данных уравнений определим значения  $B$  и  $\beta$ :

$$B = \frac{P_0}{\sqrt{(k^2 - p^2)^2 + 4n^2 p^2}}, \quad (67)$$

$$\text{tg}\beta = \frac{2n \cdot p}{k^2 - p^2}. \quad (68)$$

Таким образом, закон движения точки будет иметь вид:

$$\text{при } n < k \quad x = e^{-n \cdot t} (C_1 \cdot \text{Cos}(k_1 \cdot t) + C_2 \cdot \text{Sin}(k_1 \cdot t)) + B \cdot \text{Sin}(p \cdot t - \beta), \quad (69)$$

$$\text{при } n = k \quad x = e^{-n \cdot t} (C_1 + C_2 \cdot t) + B \cdot \text{Sin}(p \cdot t - \beta), \quad (70)$$

$$\text{при } n > k \quad x = C_1 \cdot e^{z_1 \cdot t} + C_2 \cdot e^{z_2 \cdot t} + B \cdot \text{Sin}(p \cdot t - \beta). \quad (71)$$

## 1.5 Эквивалентные пружины

Восстанавливающие силы являются следствием взаимодействия с телом, принимаемым за материальную точку, упругих элементов, в частности пружин. Коэффициент пропорциональности  $c$  в данном случае называется жесткостью пружины, а восстанавливающая сила – силой упругости пружины.

В тех случаях, когда точка закреплена на двух и более пружинах, на точку будут действовать несколько восстанавливающих сил – силы упругости всех пружин. Это приводит к увеличению количества членов в основном уравнении динамики и к усложнению расчетов. В таких случаях наиболее рациональным будет использование эквивалентных пружин.

Эквивалентная пружина обладает такими же упругими свойствами как совокупность пружин, которым она эквивалентна. Жесткость эквивалентной пружины зависит от вида соединения пружин. Для параллельного соединения (рисунок 5(а)) жесткость эквивалентной пружины определяется по формуле (72), для последовательного соединения (рисунок 5(б)) – по формуле (73):

$$c_{\text{эkv}} = c_1 + c_2, \quad (72)$$

$$c_{\text{эkv}} = \frac{c_1 \cdot c_2}{c_1 + c_2}. \quad (73)$$

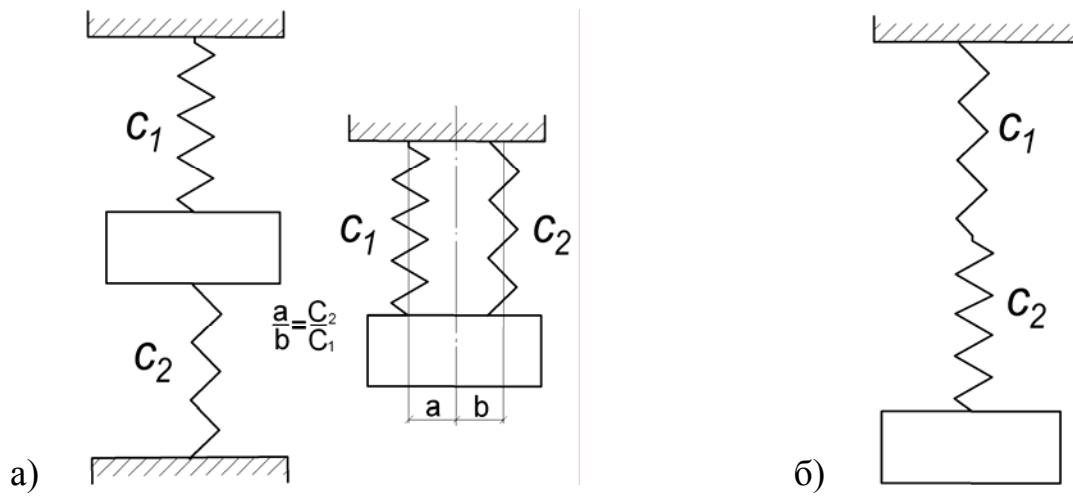


Рисунок 5 – Виды соединения пружин:

а) параллельное, б) последовательное

## 2 Задание для лабораторной работы

Задание для лабораторной работы выбирается в соответствии с номером варианта, выданного преподавателем. Номер варианта выдается в виде трехзначного числа. Последняя цифра числа соответствует номеру задачи (схемы к задачам представлены на рисунках 6 – 15). Необходимые для решения задачи исходные данные выбираются в соответствии с цифрами, составляющими номер варианта, по таблицам 1, 2 и 3.

Для каждого пункта представленных ниже задач необходимо определить закон движения материальной точки и построить график соответствующих колебаний точки. Для пунктов в) и г) необходимо так же построить графики общего решения однородного дифференциального уравнения  $x_1(t)$  и частного решения неоднородного дифференциального уравнения  $x_2(t)$ .

### Задача 1:

а) груз D массой  $m_D$  и груз E массой  $m_E$  закреплены между пружинами, имеющими коэффициенты жесткости  $c_1$  и  $c_2$ , и находятся в состоянии покоя. В некоторый момент времени груз E убирают и сообщают оставшемуся грузу D скорость  $v_0$ , направленную вверх вдоль наклонной плоскости, составляющей с горизонтом угол  $\alpha$ ;

б) дополнительно к условию пункта а). Груз D связан с демпфером, обеспечивающим силу сопротивления движению  $R$ , пропорциональную скорости груза;

в) дополнительно к условию пункта а). В этот же момент времени ползун L начинает движение вдоль наклонной плоскости по закону  $S = S(t)$ ;

г) дополнительно к условию пункта а). В этот же момент времени ползун L начинает движение вдоль наклонной плоскости по закону  $S = S(t)$ . Груз D связан с демпфером, обеспечивающим силу сопротивления движению  $R$ , пропорциональную скорости груза.

### Задача 2:

а) груз D массой  $m_D$  прикреплен к концам параллельных пружин, имеющих коэффициенты жесткости  $c_1$  и  $c_2$ , и находится в состоянии покоя. В некоторый момент времени на груз D устанавливают груз E массой  $m_E$  и сообщают грузам скорость  $v_0$ , направленную вниз вдоль наклонной плоскости, составляющей с горизонтом угол  $\alpha$ ;

б) дополнительно к условию пункта а). Груз D связан с демпфером, обеспечивающим силу сопротивления движению  $R$ , пропорциональную скорости груза;

в) дополнительно к условию пункта а). В этот же момент времени ползун L начинает движение вдоль наклонной плоскости по закону  $S = S(t)$ ;

г) дополнительно к условию пункта а). В этот же момент времени ползун L начинает движение вдоль наклонной плоскости по закону  $S = S(t)$ . Груз D связан с демпфером, обеспечивающим силу сопротивления движению  $R$ , пропорциональную скорости груза.

### Задача 3:

а) груз D массой  $m_D$  и груз E массой  $m_E$  закреплены между пружинами, имеющими коэффициенты жесткости  $c_1$  и  $c_2$ , и находятся в состоянии покоя. В некоторый момент времени груз E убирают и сообщают оставшемуся грузу D скорость  $v_0$ , направленную вправо;

б) дополнительно к условию пункта а). Груз D связан с демпфером, обеспечивающим силу сопротивления движению  $R$ , пропорциональную скорости груза;

в) дополнительно к условию пункта а). В этот же момент времени ползун L начинает движение вдоль наклонной плоскости по закону  $S = S(t)$ ;

г) дополнительно к условию пункта а). В этот же момент времени ползун L начинает движение вдоль наклонной плоскости по закону  $S = S(t)$ . Груз D связан с демпфером, обеспечивающим силу сопротивления движению  $R$ , пропорциональную скорости груза.

#### Задача 4:

а) груз D массой  $m_D$  с установленным на него грузом E массой  $m_E$  прикреплен к концу последовательно соединенных пружин, имеющих коэффициенты жесткости  $C_1$  и  $C_2$ , и находится в состоянии покоя. В некоторый момент времени груз E убирают и сообщают оставшемуся грузу D скорость  $v_0$ , направленную вверх вдоль наклонной плоскости, составляющей с горизонтом угол  $\alpha$ ;

б) дополнительно к условию пункта а). Груз D связан с демпфером, обеспечивающим силу сопротивления движению  $R$ , пропорциональную скорости груза;

в) дополнительно к условию пункта а). В этот же момент времени ползун L начинает движение вдоль наклонной плоскости по закону  $S = S(t)$ ;

г) дополнительно к условию пункта а). В этот же момент времени ползун L начинает движение вдоль наклонной плоскости по закону  $S = S(t)$ . Груз D связан с демпфером, обеспечивающим силу сопротивления движению  $R$ , пропорциональную скорости груза.

#### Задача 5:

а) в некоторый момент времени груз D массой  $m_D$  с установленным на него грузом E массой  $m_E$  прикрепляют к концу последовательно соединенных пружин, имеющих коэффициенты жесткости  $C_1$  и  $C_2$ , и сообщают грузам скорость  $v_0$ , направленную вниз вдоль наклонной плоскости, составляющей с горизонтом угол  $\alpha$ ;

б) дополнительно к условию пункта а). Груз D связан с демпфером, обеспечивающим силу сопротивления движению  $R$ , пропорциональную скорости груза;

в) дополнительно к условию пункта а). В этот же момент времени ползун L начинает движение вдоль наклонной плоскости по закону  $S = S(t)$ ;

г) дополнительно к условию пункта а). В этот же момент времени ползун L начинает движение вдоль наклонной плоскости по закону  $S = S(t)$ . Груз D связан с демпфером, обеспечивающим силу сопротивления движению  $R$ , пропорциональную скорости груза.



### Задача 6:

а) груз D массой  $m_D$  прикреплен к концам параллельных пружин, имеющих коэффициенты жесткости  $c_1$  и  $c_2$ , и находится в состоянии покоя. В некоторый момент времени на груз D устанавливают груз E массой  $m_E$  и сообщают грузам скорость  $v_0$ , направленную вертикально вниз;

б) дополнительно к условию пункта а). Груз D связан с демпфером, обеспечивающим силу сопротивления движению  $R$ , пропорциональную скорости груза;

в) дополнительно к условию пункта а). В этот же момент времени ползун L начинает движение вдоль наклонной плоскости по закону  $S = S(t)$ ;

г) дополнительно к условию пункта а). В этот же момент времени ползун L начинает движение вдоль наклонной плоскости по закону  $S = S(t)$ . Груз D связан с демпфером, обеспечивающим силу сопротивления движению  $R$ , пропорциональную скорости груза.

### Задача 7:

а) в некоторый момент времени груз D массой  $m_D$  с установленным на него грузом E массой  $m_E$  прикрепляют к концам параллельных пружин, имеющих коэффициенты жесткости  $c_1$  и  $c_2$ , и сообщают грузам скорость  $v_0$ , направленную вертикально вниз;

б) дополнительно к условию пункта а). Груз D связан с демпфером, обеспечивающим силу сопротивления движению  $R$ , пропорциональную скорости груза;

в) дополнительно к условию пункта а). В этот же момент времени ползун L начинает движение вдоль наклонной плоскости по закону  $S = S(t)$ ;

г) дополнительно к условию пункта а). В этот же момент времени ползун L начинает движение вдоль наклонной плоскости по закону  $S = S(t)$ . Груз D связан с демпфером, обеспечивающим силу сопротивления движению  $R$ , пропорциональную скорости груза.

### Задача 8:

а) груз D массой  $m_D$  с установленным на него грузом E массой  $m_E$  прикреплен к концам параллельных пружин, имеющих коэффициенты жесткости  $c_1$  и  $c_2$ , и находится в состоянии покоя. В некоторый момент времени груз E убирают и сообщают оставшемуся грузу D скорость  $v_0$ , направленную вертикально вверх;

б) дополнительно к условию пункта а). Груз D связан с демпфером, обеспечивающим силу сопротивления движению  $R$ , пропорциональную скорости груза;

в) дополнительно к условию пункта а). В этот же момент времени ползун L начинает движение вдоль наклонной плоскости по закону  $S = S(t)$ ;

г) дополнительно к условию пункта а). В этот же момент времени ползун L начинает движение вдоль наклонной плоскости по закону  $S = S(t)$ . Груз D связан с демпфером, обеспечивающим силу сопротивления движению  $R$ , пропорциональную скорости груза.

### Задача 9:

а) груз D массой  $m_D$  с закрепленным на нем грузом E массой  $m_E$  прикреплен к концу последовательно соединенных пружин, имеющих коэффициенты жесткости  $c_1$  и  $c_2$ , и находится в состоянии покоя. В некоторый момент времени груз E убирают и сообщают оставшемуся грузу D скорость  $v_0$ , направленную вертикально вверх;

б) дополнительно к условию пункта а). Груз D связан с демпфером, обеспечивающим силу сопротивления движению  $R$ , пропорциональную скорости груза;

в) дополнительно к условию пункта а). В этот же момент времени ползун L начинает движение вдоль наклонной плоскости по закону  $S = S(t)$ ;

г) дополнительно к условию пункта а). В этот же момент времени ползун L начинает движение вдоль наклонной плоскости по закону  $S = S(t)$ . Груз D связан с демпфером, обеспечивающим силу сопротивления движению  $R$ , пропорциональную скорости груза.

### Задача 0:

а) груз D массой  $m_D$  прикреплен к концу последовательно соединенных пружин, имеющих коэффициенты жесткости  $c_1$  и  $c_2$ , и находится в состоянии покоя. В некоторый момент времени на груз D прикрепляют груз E массой  $m_E$  и сообщают грузам скорость  $v_0$ , направленную вертикально вниз;

б) дополнительно к условию пункта а). Груз D связан с демпфером, обеспечивающим силу сопротивления движению  $R$ , пропорциональную скорости груза;

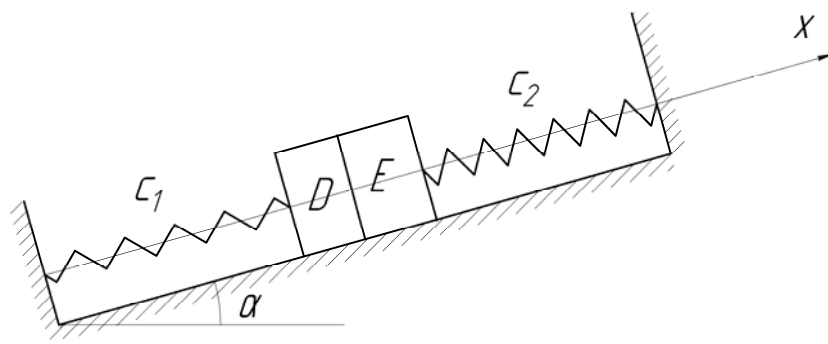
в) дополнительно к условию пункта а). В этот же момент времени ползун L начинает движение вдоль наклонной плоскости по закону  $S = S(t)$ ;

г) дополнительно к условию пункта а). В этот же момент времени ползун L начинает движение вдоль наклонной плоскости по закону  $S = S(t)$ . Груз D связан с демпфером, обеспечивающим силу сопротивления движению  $R$ , пропорциональную скорости груза.

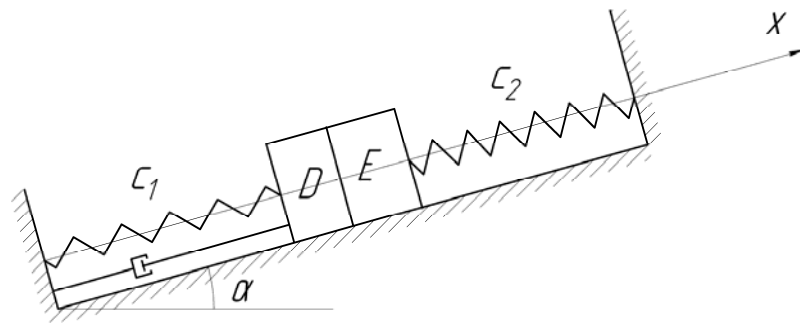
Таблица 1 – Исходные данные, соответствующие первой цифре варианта

Первая цифра варианта	$m_D$ , кг	$S = S(t)$ , м
0	9	$0,05 \cdot \sin(15t)$
1	3	$0,03 \cdot \sin(5t)$
2	10	$0,005 \cdot \sin(20t)$
3	8	$0,05 \cdot \sin(15t)$
4	4	$0,045 \cdot \sin(11t)$
5	6	$0,035 \cdot \sin(7t)$
6	1	$0,01 \cdot \sin(10t)$
7	7	$0,025 \cdot \sin(18t)$
8	5	$0,04 \cdot \sin(12t)$
9	2	$0,015 \cdot \sin(9t)$

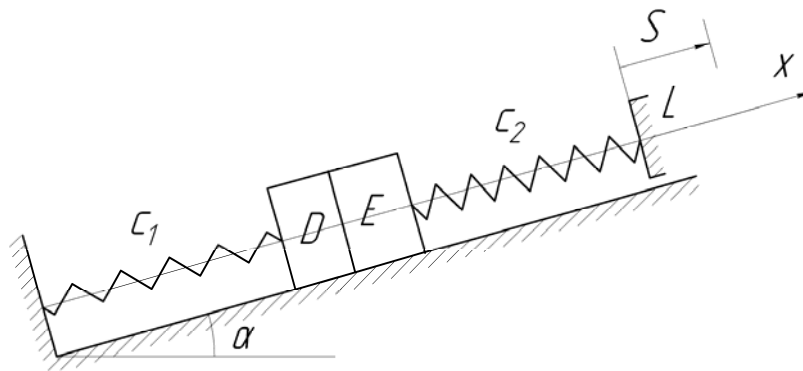
a)



б)



в)



г)

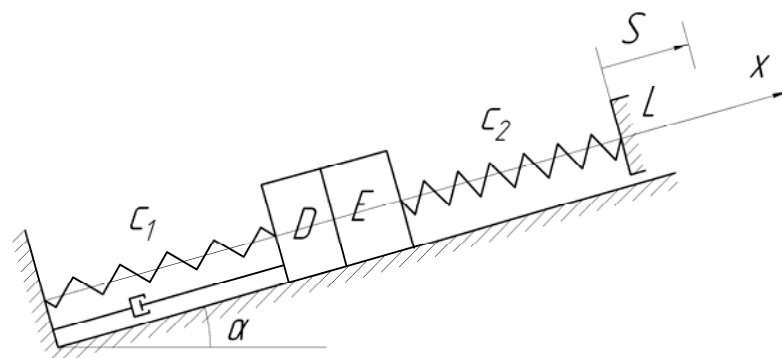
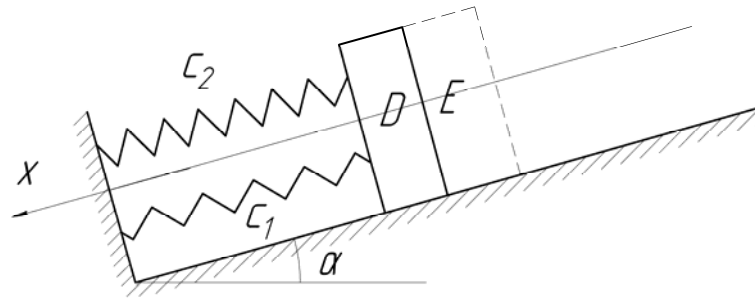
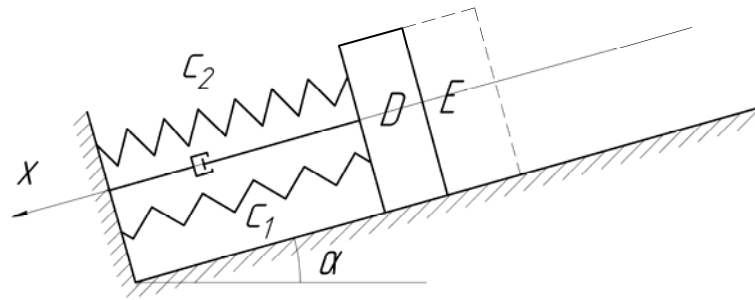


Рисунок 6 – Схемы к задаче 1

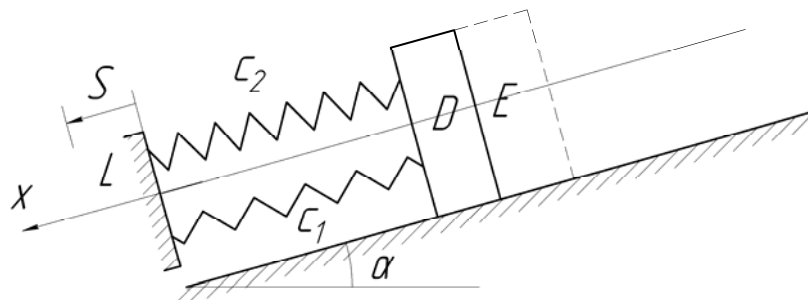
a)



б)



в)



г)

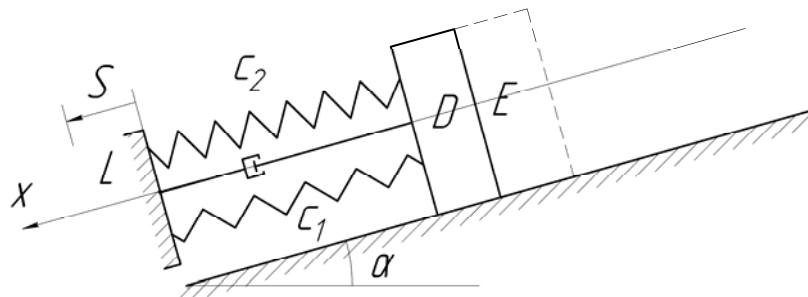
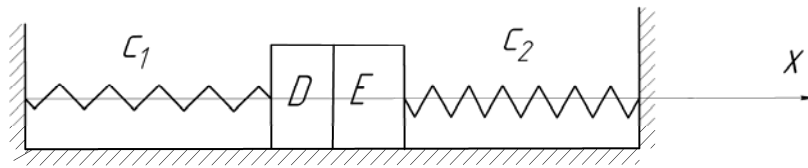
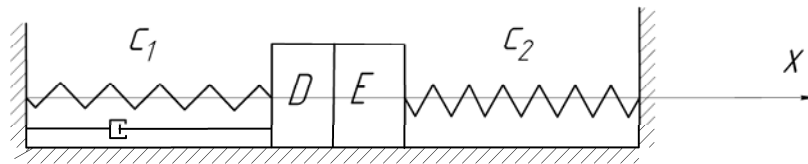


Рисунок 7 – Схемы к задаче 2

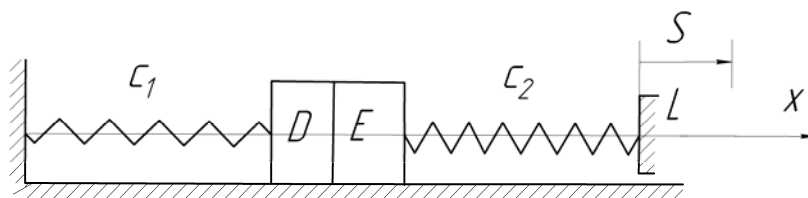
а)



б)



в)



г)

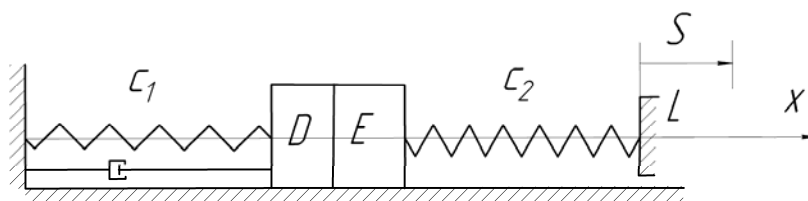
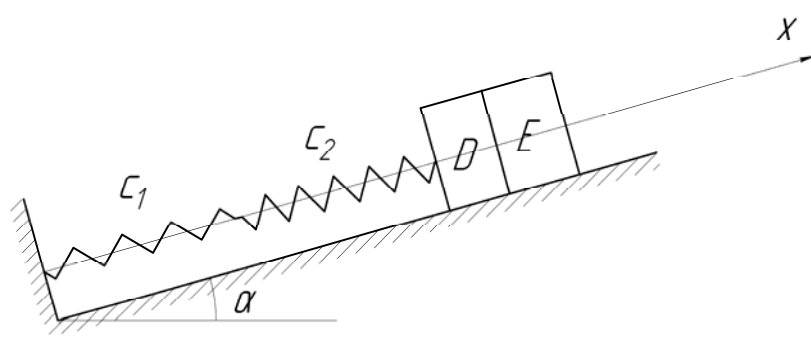
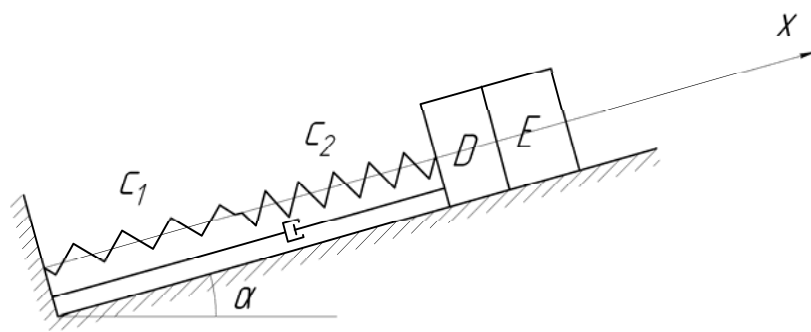


Рисунок 8 – Схемы к задаче 3

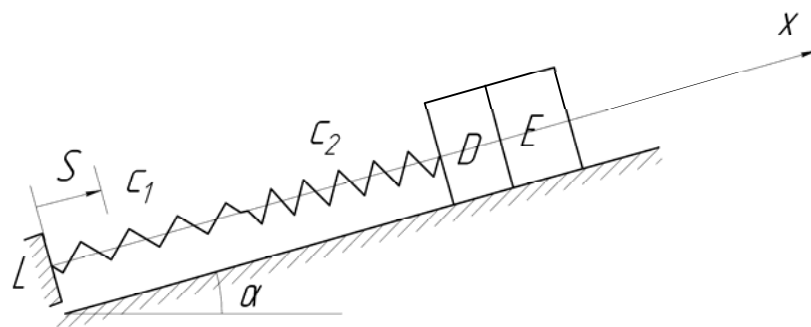
a)



б)



в)



г)

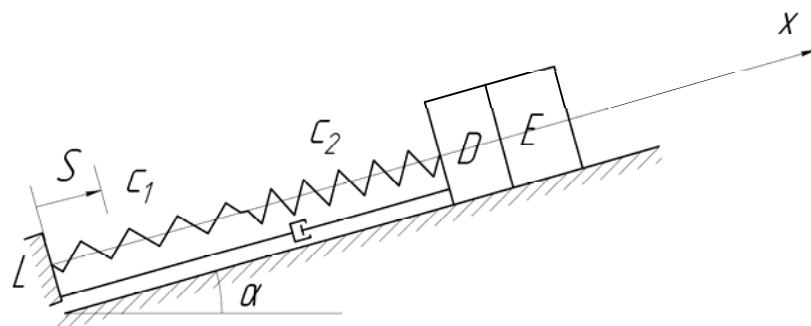
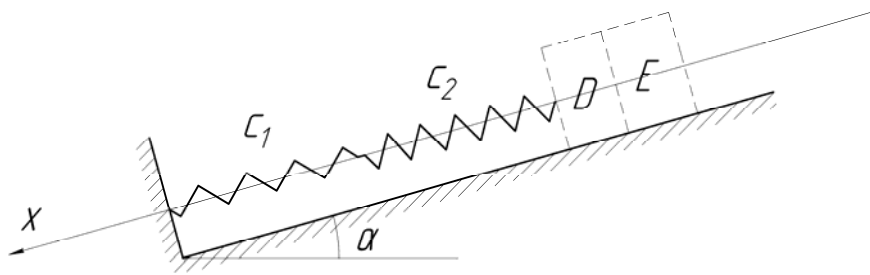
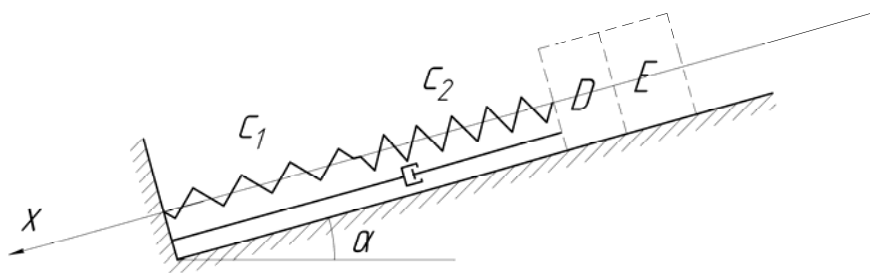


Рисунок 9 – Схемы к задаче 4

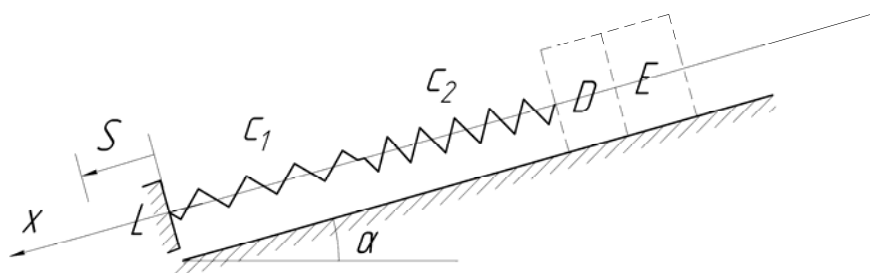
a)



б)



в)



г)

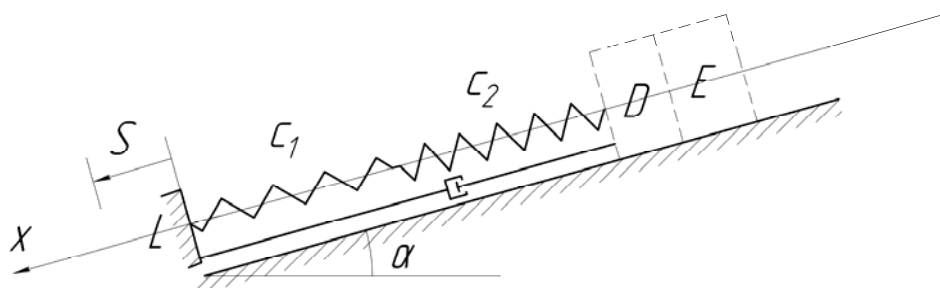
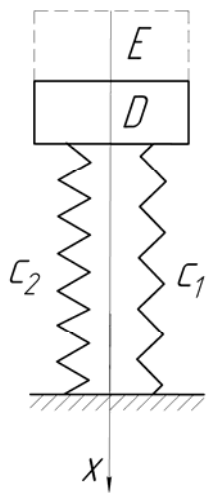


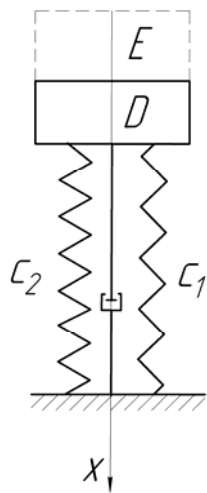
Рисунок 10 – Схемы к задаче 5



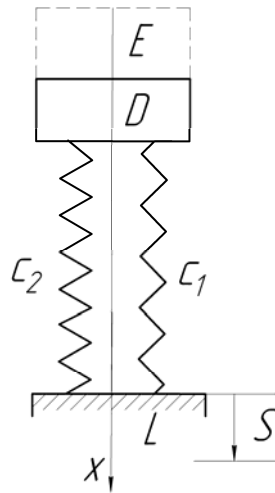
a)



б)



в)



г)

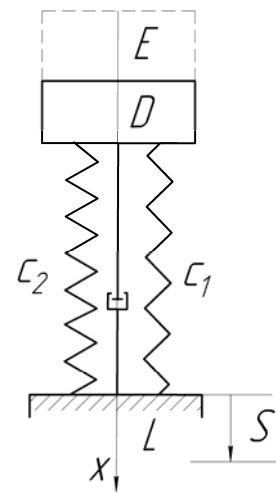
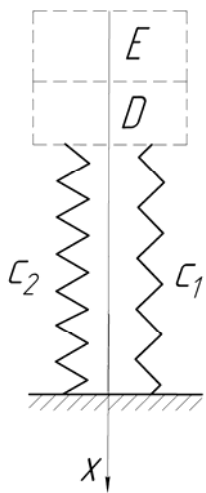
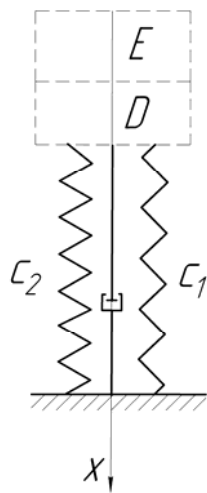


Рисунок 11 – Схемы к задаче 6

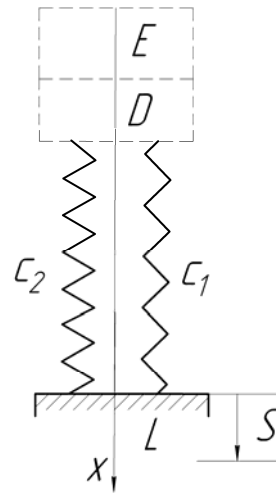
a)



б)



в)



г)

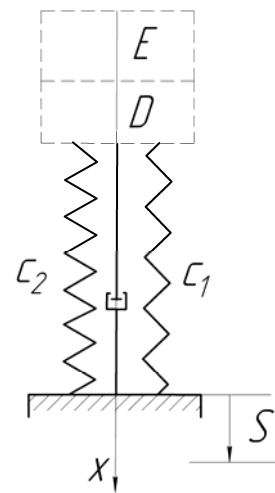


Рисунок 12 – Схемы к задаче 7

a)

б)

в)

г)

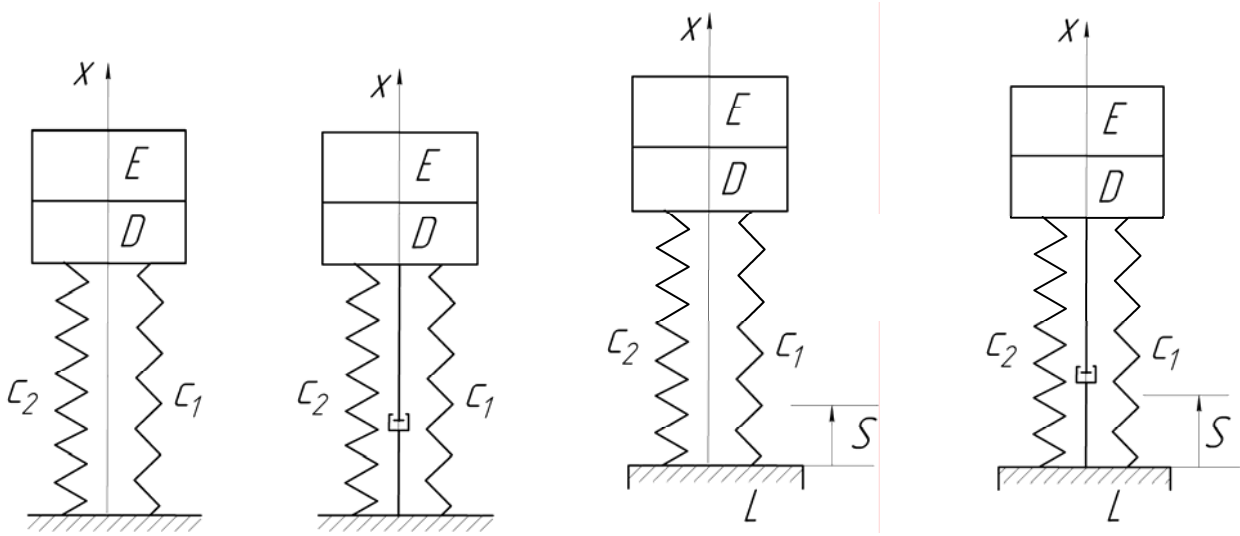


Рисунок 13 – Схемы к задаче 8

a)

б)

в)

г)

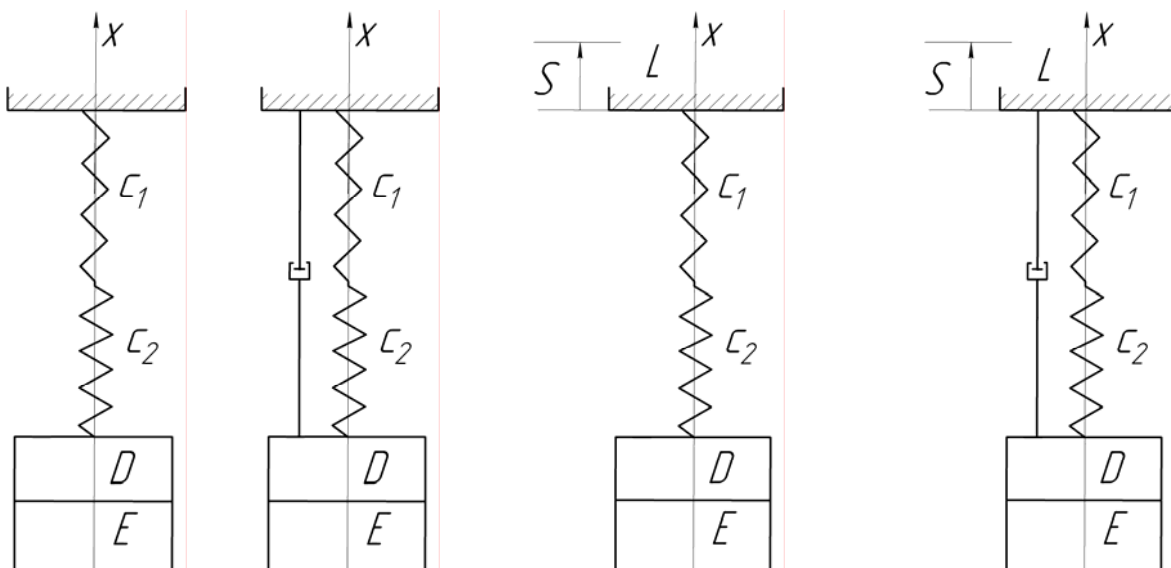


Рисунок 14 – Схемы к задаче 9

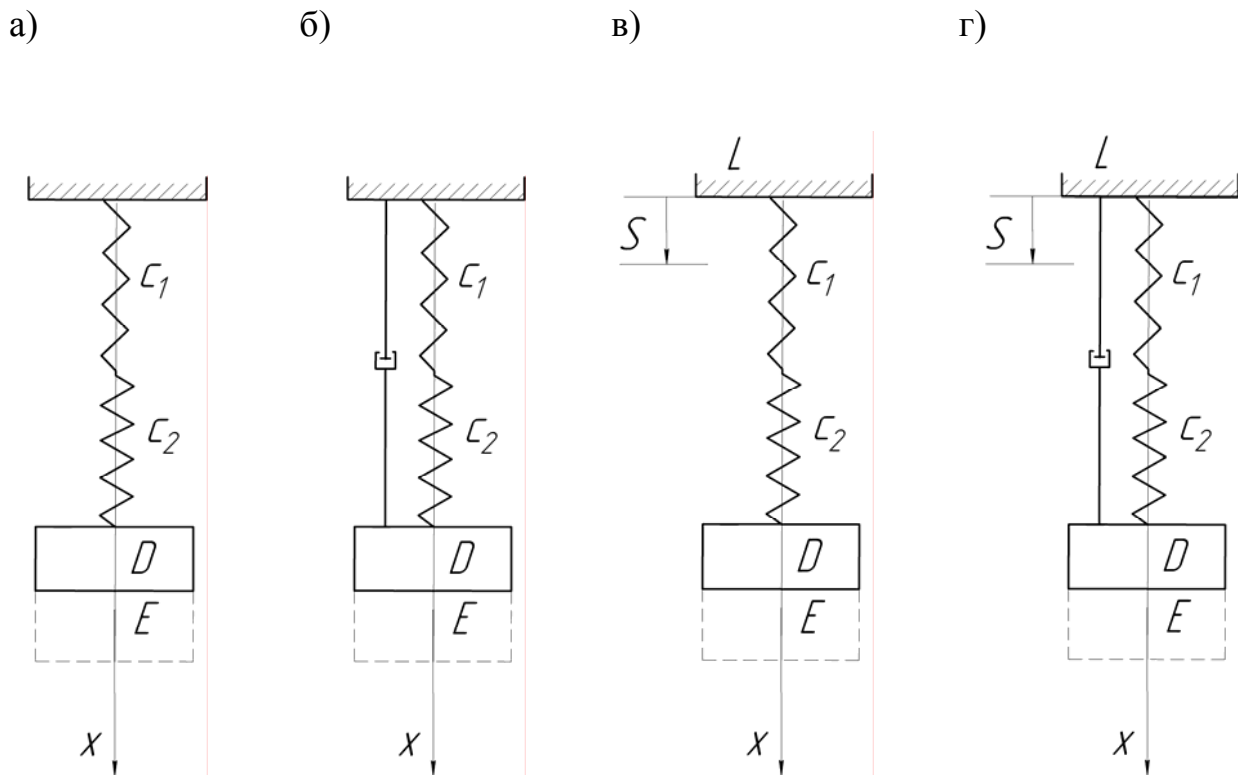


Рисунок 15 – Схемы к задаче 0

Таблица 2 – Исходные данные, соответствующие второй цифре варианта

Вторая цифра варианта	$c_1$ , Н/м	$v_0$ , м/с	$\alpha$ , град (для задач 1, 2, 4, 5)
0	4000	0,1	30
1	10000	0,3	60
2	1000	0,4	45
3	7000	0,2	60
4	3000	0,45	45
5	5000	0,35	30
6	8000	0,15	60
7	2000	0,5	45
8	6000	0,25	60
9	9000	0,55	30

Таблица 3 – Исходные данные, соответствующие третьей цифре варианта

Третья цифра ва- рианта	$c_2$ , Н/м	$m_E$ , кг	$R = R(v)$ , Н
0	8000	6	$5000 \cdot v$
1	2000	1	$20 \cdot v$
2	6000	7	$4000 \cdot v$
3	9000	4	$15 \cdot v$
4	1000	9	$4500 \cdot v$
5	1000	2	$10 \cdot v$
6	4000	3	$5500 \cdot v$
7	5000	8	$12 \cdot v$
8	3000	10	$6000 \cdot v$
9	7000	5	$18 \cdot v$

### 3 Пример выполнения лабораторной работы

Задача (рисунок 16):

а) груз D массой  $m_D=4$  кг удерживается в состоянии покоя с помощью трех пружин, имеющих коэффициенты жесткости  $c_1=1000$  Н/м,  $c_2=2000$  Н/м и  $c_3=3000$  Н/м. В некоторый момент времени на груз D устанавливают груз E массой  $m_E=7$  кг и сообщают грузам скорость  $v_0=0,5$  м/с, направленную вниз вдоль наклонной плоскости, составляющей с горизонтом угол  $\alpha=45^\circ$ ;

б) груз D массой  $m_D=4$  кг удерживается в состоянии покоя с помощью трех пружин, имеющих коэффициенты жесткости  $c_1=1000$  Н/м,  $c_2=2000$  Н/м и  $c_3=3000$  Н/м. В некоторый момент времени на груз D устанавливают груз E массой  $m_E=7$  кг и сообщают грузам скорость  $v_0=0,5$  м/с, направленную вниз вдоль наклонной плоскости, составляющей с горизонтом угол  $\alpha=45^\circ$ . Груз D связан с демпфером, обеспечивающим силу сопротивления движению, пропорциональную скорости груза,  $R=19 \cdot v$  Н;

в) груз D массой  $m_D=4$  кг удерживается в состоянии покоя с помощью трех пружин, имеющих коэффициенты жесткости  $c_1=1000$  Н/м,  $c_2=2000$  Н/м и  $c_3=3000$  Н/м. В некоторый момент времени на груз D устанавливают груз E массой  $m_E=7$  кг и сообщают грузам скорость  $v_0=0,5$  м/с, направленную вниз вдоль наклонной плоскости, составляющей с горизонтом угол  $\alpha=45^\circ$ . В этот же момент времени ползун L начинает движение вдоль наклонной плоскости по закону  $S=0,06 \cdot \text{Sin}(16t)$  м;

г) груз D массой  $m_D=4$  кг удерживается в состоянии покоя с помощью трех пружин, имеющих коэффициенты жесткости  $c_1=1000$  Н/м,  $c_2=2000$  Н/м и  $c_3=3000$  Н/м. В некоторый момент времени на груз D устанавливают груз E массой

$m_E=7$  кг и сообщают грузам скорость  $v_0=0,5$  м/с, направленную вниз вдоль наклонной плоскости, составляющей с горизонтом угол  $\alpha=45^\circ$ . В этот же момент времени ползун L начинает движение вдоль наклонной плоскости по закону  $S = 0,06 \cdot \sin(16t)$  м. Груз D связан с демпфером, обеспечивающим силу сопротивления движению, пропорциональную скорости груза  $R = 19 \cdot v$  Н.

Для каждого пункта представленной задачи необходимо определить закон движения материальной точки и построить график соответствующих колебаний точки. Для пунктов в) и г) необходимо так же построить графики  $x_1(t)$  и  $x_2(t)$ .

Решение случая а) задачи.

Дано:  $m_D=4$  кг,  $m_E=7$  кг,  $c_1=1000$  Н/м,  $c_2=2000$  Н/м,  $c_3=3000$  Н/м,  $v_0=0,5$  м/с,  $\alpha=45^\circ$ .

Найти:  $x(t)$ .

Решение:

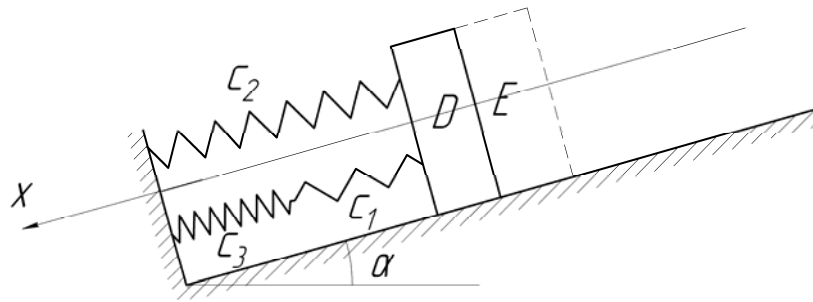
1) заменим три пружины, используемые в задаче, одной эквивалентной. Для этого заменим последовательно соединенные пружины с жесткостями  $c_1$  и  $c_3$ , эквивалентной пружиной, жесткость которой определим по формуле (73):

$$c_{\text{экв1}} = \frac{c_1 \cdot c_3}{c_1 + c_3} = \frac{1000 \cdot 3000}{1000 + 3000} = 750 \text{ Н/м.}$$

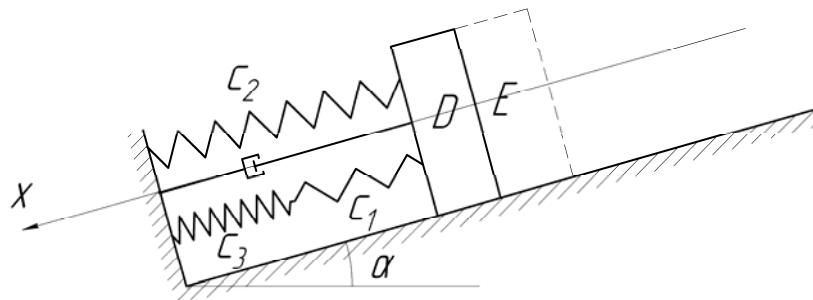
Получим две параллельные пружины с жесткостями  $c_2$  и  $c_{\text{экв1}}$ , которые также заменим одной эквивалентной пружиной, жесткость которой определим по формуле (72):

$$c = c_{\text{экв1}} + c_2 = 2750 \text{ Н/м.}$$

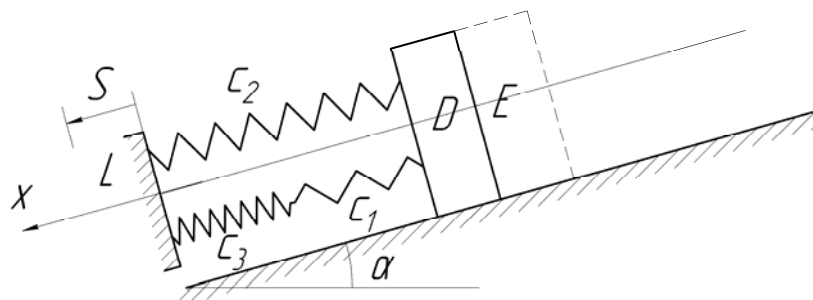
a)



б)



в)



г)

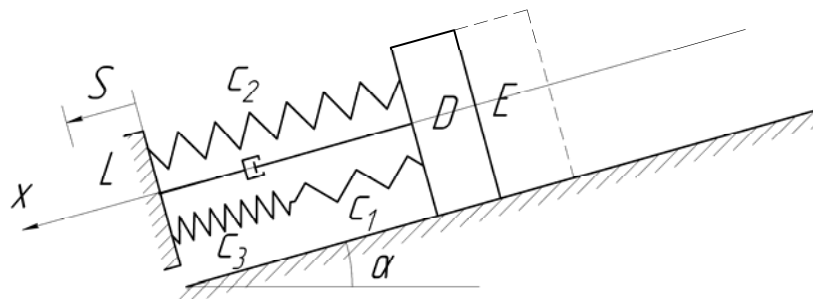


Рисунок 16 – Схемы к задаче примера

Для лучшего понимания процесса деформации данной эквивалентной пружины покажем пружину в недеформированном состоянии (рисунок 17(а));

2) покажем груз D в состоянии покоя (рисунок 17(б)). В состоянии покоя груза D пружина находится в деформированном состоянии, обусловленным наличием веса груза. Деформация пружины составляет  $\lambda_{cmD}$ . Данное положение соответствует моменту, когда на груз D установили груз E, но груз E еще не отпустили. Принимаем совокупность грузов за материальную точку, так как их размерами в условиях данной задачи можно пренебречь. Масса материальной точки будет равна сумме масс грузов:

$$m = m_D + m_E = 4 + 7 = 11 \text{ кг.}$$

На рисунке грузы показаны условно, рассматриваемая нами материальная точка будет совпадать с концом пружины. В данный момент времени точка находится в начальном положении;

3) изобразим материальную точку, т.е. грузы D и E, в состоянии покоя (рисунок 17(в)). В данном положении статического равновесия точки сила упругости пружины уравнивается силой тяжести точки. Деформация пружины составит  $\lambda_{cmDE}$ . Данная деформация является суммой  $\lambda_{cmD}$  и деформации  $\lambda_{cmE}$ , обусловленной наличием веса груза E. Приложим действующие на точку силы: силу упругости пружины  $F_{упр}$ , силу тяжести точки  $mg$  и нормальную реакцию опоры  $N$ . Так как колебания точки будут происходить относительно положения статического равновесия, совместим начало отсчета координаты  $x$  с данным положением точки.

Запишем уравнение равновесия точки:

$$\bar{F}_{упр} + m\bar{g} + \bar{N} = 0.$$

Сумма проекций сил на ось  $x$ :



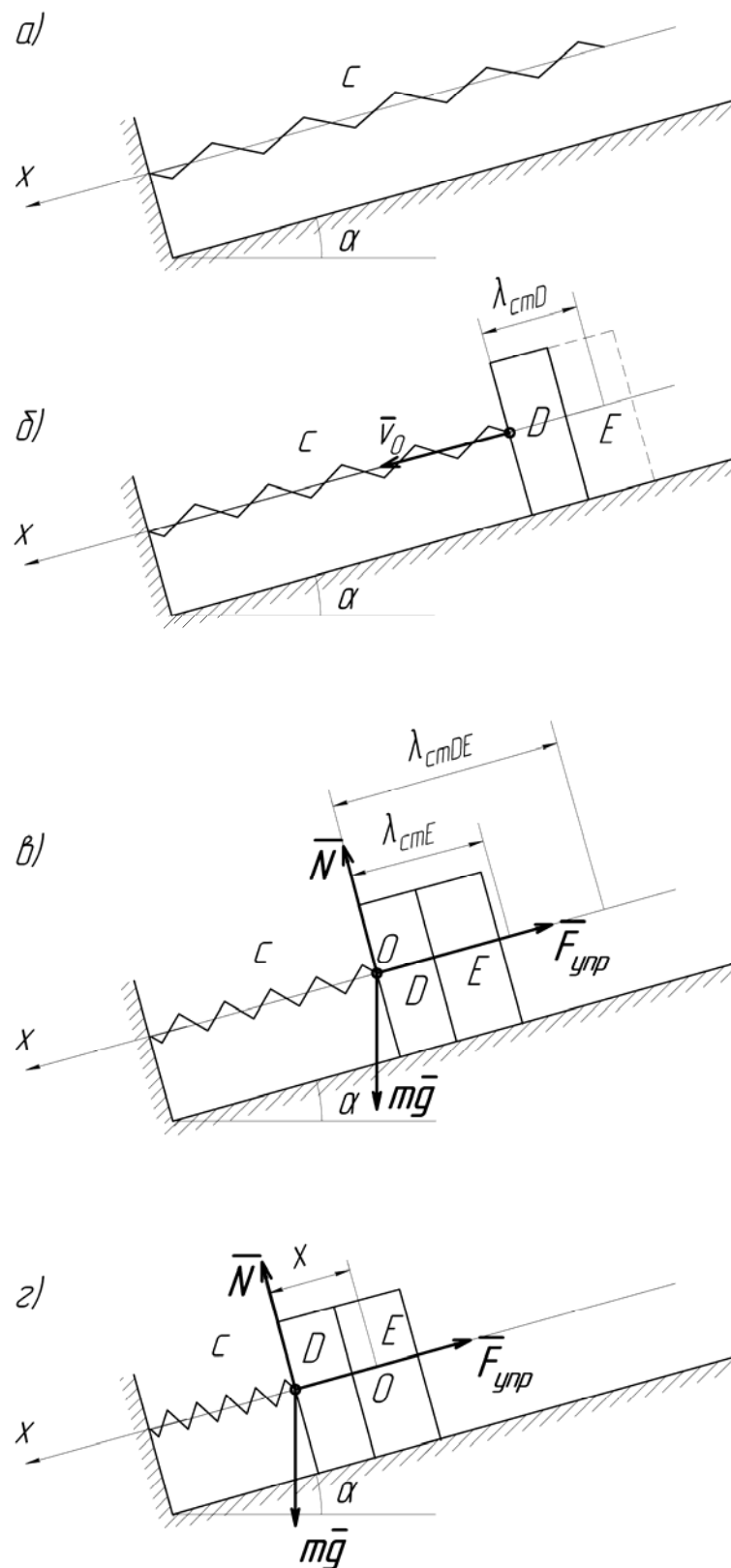


Рисунок 17 – Свободные колебания без учета сопротивления:

- а) недеформированная пружина; б) материальная точка в начальном положении;
- в) материальная точка в положении статического равновесия;
- г) материальная точка в произвольный момент движения

$$-F_{\text{упр}} + mg \cdot \sin\alpha = 0.$$

Сила упругости пружины в данном случае равна  $F_{\text{упр}} = c \cdot \lambda_{cmDE}$ , следовательно:

$$-c \cdot \lambda_{cmDE} + mg \cdot \sin\alpha = 0;$$

4) изобразим материальную точку в произвольном промежуточном положении и приложим действующие на нее силы  $F_{\text{упр}}$ ,  $mg$  и  $N$  (рисунок 17(г)).

Запишем основное уравнение динамики материальной точки:

$$m \cdot \bar{a} = \bar{F}_{\text{упр}} + m\bar{g} + \bar{N}.$$

Проецируя уравнение на ось  $x$ , получим дифференциальное уравнение движения материальной точки:

$$m \cdot \ddot{x} = -F_{\text{упр}} + mg \cdot \sin\alpha.$$

Сила упругости пружины в данном случае равна  $F_{\text{упр}} = c \cdot (\lambda_{cmDE} + x)$ , следовательно:

$$m \cdot \ddot{x} = -c \cdot (\lambda_{cmDE} + x) + mg \cdot \sin\alpha,$$

$$m \cdot \ddot{x} = -c \cdot \lambda_{cmDE} - c \cdot x + mg \cdot \sin\alpha.$$

Так в положении равновесия  $-c \cdot \lambda_{cmDE} + mg \cdot \sin\alpha = 0$ , следовательно:

$$m \cdot \ddot{x} = -c \cdot x.$$

Данное уравнение полностью совпадает с уравнением (3), поэтому дальнейшее решение проводим в соответствии с пунктом 1.1.

$$m \cdot \ddot{x} + c \cdot x = 0,$$

$$\ddot{x} + \frac{c}{m} \cdot x = 0,$$

$$\frac{c}{m} = k^2,$$

$$\ddot{x} + k^2 \cdot x = 0.$$

Характеристическое уравнение:

$$z^2 + k^2 = 0.$$

$$z_{1,2} = \pm i \cdot k.$$

Общее решение дифференциального уравнения:

$$x = C_1 \cdot \text{Cos}(k \cdot t) + C_2 \cdot \text{Sin}(k \cdot t).$$

Закон изменения проекции скорости точки на ось  $x$  :

$$\dot{x} = -C_1 \cdot k \cdot \text{Sin}(k \cdot t) + C_2 \cdot k \cdot \text{Cos}(k \cdot t).$$

Начальные условия (рисунок 17):

н.у.: при  $t=0$   $x_0 = -\lambda_{cmE}$ ,  $\dot{x}_0 = v_0$ .

Постоянные интегрирования:

$$C_1 = -\lambda_{cmE}, \quad C_2 = \frac{v_0}{k}.$$

Закон движения точки в общем виде:

$$x = -\lambda_{cmE} \cdot \text{Cos}(k \cdot t) + \frac{v_0}{k} \cdot \text{Sin}(k \cdot t).$$

Определим используемые в законе постоянные.

Деформацию  $\lambda_{cmE}$  можно определить, записав уравнение равновесия груза E, закрепленного на эквивалентной пружине:

$$\bar{F}_{\text{упр}} + m_E \bar{g} + \bar{N} = 0,$$

$$-F_{\text{упр}} + m_E g \cdot \text{Sin}\alpha = 0.$$

$$-c \cdot \lambda_{cmE} + m_E g \cdot \text{Sin}\alpha = 0,$$

$$\lambda_{cmE} = \frac{m_E g \cdot \text{Sin}\alpha}{c} = \frac{7 \cdot 9,81 \cdot \text{Sin}45^\circ}{2750} = 0,018 \text{ м.}$$

Так как  $\frac{c}{m} = k^2$ , следовательно:

$$k = \sqrt{\frac{c}{m}} = \sqrt{\frac{2750}{11}} = 15,811 \text{ с}^{-1},$$

$$\frac{v_0}{k} = \frac{0,5}{15,811} = 0,032 \text{ м.}$$

Таким образом, искомый закон движения точки:

$$x = -0,018 \cdot \text{Cos}(15,811 \cdot t) + 0,032 \cdot \text{Sin}(15,811 \cdot t).$$

Построим график колебаний в системе Mathcad [5].

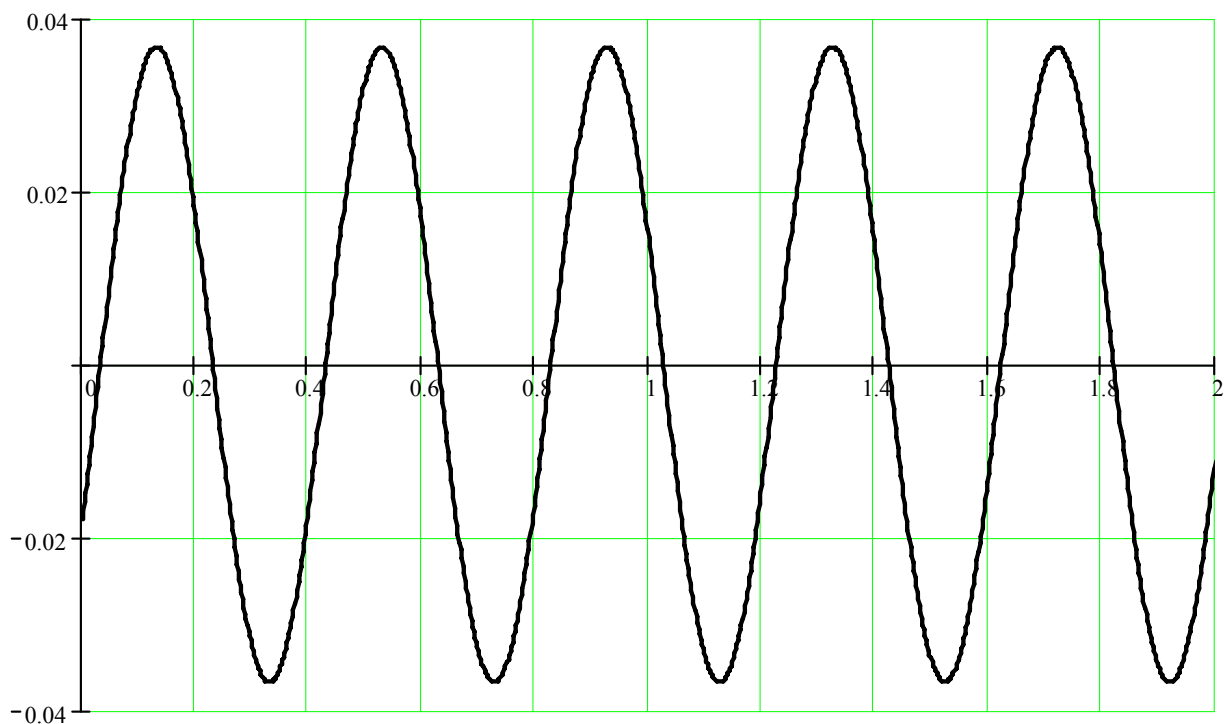


Рисунок 18 – График колебаний материальной точки  
(по оси абсцисс – время (с), по оси ординат – координата  $x$  (м))

Решение случая б) задачи.

Дано:  $m_D=4$  кг,  $m_E=7$  кг,  $c_1=1000$  Н/м,  $c_2=2000$  Н/м,  $c_3=3000$  Н/м,  
 $v_0=0,5$  м/с,  $\alpha=45^\circ$ ,  $R=19 \cdot v$  Н.

Найти:  $x(t)$ .

Решение:

Пункты 1), 2) и 3) совпадают с одноименными пунктами для случая а) данной задачи;

4) изобразим материальную точку в произвольном промежуточном положении и приложим действующие на нее силы  $F_{упр}$ ,  $mg$ ,  $N$  и  $R$  (рисунок 19).

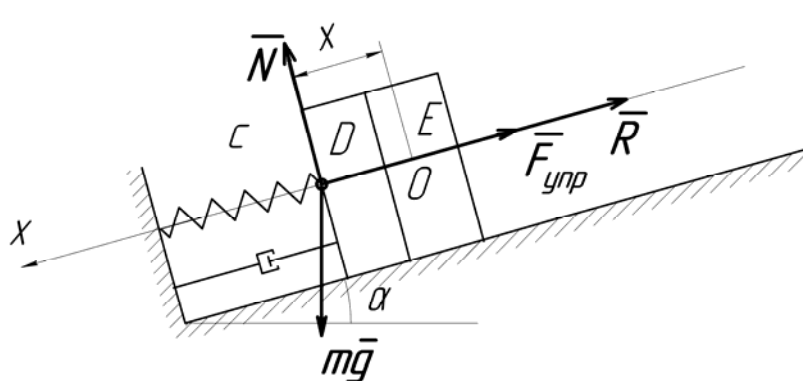


Рисунок 19 – Свободные колебания с учетом сопротивления

Запишем основное уравнение динамики материальной точки:

$$m \cdot \bar{a} = \bar{F}_{упр} + m\bar{g} + \bar{N} + \bar{R}.$$

Проецируя уравнение на ось  $x$ , получим дифференциальное уравнение движения материальной точки:

$$m \cdot \ddot{x} = -F_{\text{yup}} + mg \cdot \text{Sin}\alpha - R.$$

$$m \cdot \ddot{x} = -c \cdot (\lambda_{cmDE} + x) + mg \cdot \text{Sin}\alpha - 19\dot{x},$$

$$m \cdot \ddot{x} = -c \cdot \lambda_{cmDE} - c \cdot x + mg \cdot \text{Sin}\alpha - 19\dot{x},$$

$$m \cdot \ddot{x} = -c \cdot x - 19 \cdot \dot{x}.$$

Данное уравнение совпадает с уравнением (18), для этого случая  $\mu = 19$  кг/с, поэтому дальнейшее решение проводим в соответствии с пунктом 1.2.

$$m \cdot \ddot{x} + \mu \cdot \dot{x} + c \cdot x = 0,$$

$$\ddot{x} + \frac{\mu}{m} \cdot \dot{x} + \frac{c}{m} \cdot x = 0.$$

$$\frac{c}{m} = k^2, \quad \frac{\mu}{m} = 2n.$$

$$\ddot{x} + 2n \cdot \dot{x} + k^2 \cdot x = 0.$$

Характеристическое уравнение:

$$z^2 + 2n \cdot z + k^2 = 0.$$

$$z_{1,2} = -n \pm \sqrt{n^2 - k^2}.$$

Определим и сравним величины  $n$  и  $k$ :

$$k = \sqrt{\frac{c}{m}} = \sqrt{\frac{2750}{11}} = 15,811 \text{ с}^{-1}, \quad n = \frac{\mu}{2 \cdot m} = \frac{19}{2 \cdot 11} = 0,864 \text{ с}^{-1}.$$

Так как  $n < k$  будем иметь случай малого сопротивления.

$$z_{1,2} = -n \pm i \cdot \sqrt{k^2 - n^2}.$$

$$k_1 = \sqrt{k^2 - n^2},$$

$$z_{1,2} = -n \pm i \cdot k_1.$$

Общее решение дифференциального уравнения:

$$x = e^{-n \cdot t} (C_1 \cdot \text{Cos}(k_1 \cdot t) + C_2 \cdot \text{Sin}(k_1 \cdot t)).$$

Закон изменения проекции скорости на ось  $x$  :

$$\dot{x} = -n \cdot e^{-n \cdot t} (C_1 \cdot \text{Cos}(k_1 \cdot t) + C_2 \cdot \text{Sin}(k_1 \cdot t)) + e^{-n \cdot t} (-C_1 \cdot k_1 \cdot \text{Sin}(k_1 \cdot t) + C_2 \cdot k_1 \cdot \text{Cos}(k_1 \cdot t)).$$

Начальные условия:

$$\text{н.у.: при } t=0 \quad x_0 = -\lambda_{cmE}, \quad \dot{x}_0 = v_0.$$

Постоянные интегрирования:



$$C_1 = -\lambda_{cmE},$$

$$v_0 = -n \cdot C_1 + C_2 \cdot k_1, \quad C_2 = \frac{v_0 - n \cdot \lambda_{cmE}}{k_1}$$

Закон движения точки в общем виде:

$$x = e^{-n \cdot t} \left( -\lambda_{cmE} \cdot \text{Cos}(k_1 \cdot t) + \frac{v_0 - n \cdot \lambda_{cmE}}{k_1} \cdot \text{Sin}(k_1 \cdot t) \right).$$

Определим используемые в законе постоянные.

$$k_1 = \sqrt{k^2 - n^2} = \sqrt{15,811^2 - 0,864^2} = 15,788 \text{ с}^{-1},$$

$$\lambda_{cmE} = \frac{m_E g \cdot \text{Sin} \alpha}{c} = \frac{7 \cdot 9,81 \cdot \text{Sin} 45^\circ}{2750} = 0,018 \text{ м},$$

$$\frac{v_0 - n \cdot \lambda_{cmE}}{k_1} = \frac{0,5 - 0,864 \cdot 0,018}{15,788} = 0,031 \text{ м}.$$

Таким образом, искомый закон движения точки (рисунок 20):

$$x = e^{-0,864 \cdot t} \left( -0,018 \cdot \text{Cos}(15,788 \cdot t) + 0,031 \cdot \text{Sin}(15,788 \cdot t) \right).$$

Решение случая в) задачи.

Дано:  $m_D=4$  кг,  $m_E=7$  кг,  $c_1=1000$  Н/м,  $c_2=2000$  Н/м,  $c_3=3000$  Н/м,  
 $v_0=0,5$  м/с,  $\alpha=45^\circ$ ,  $S=0,06 \cdot \sin(16t)$  м.

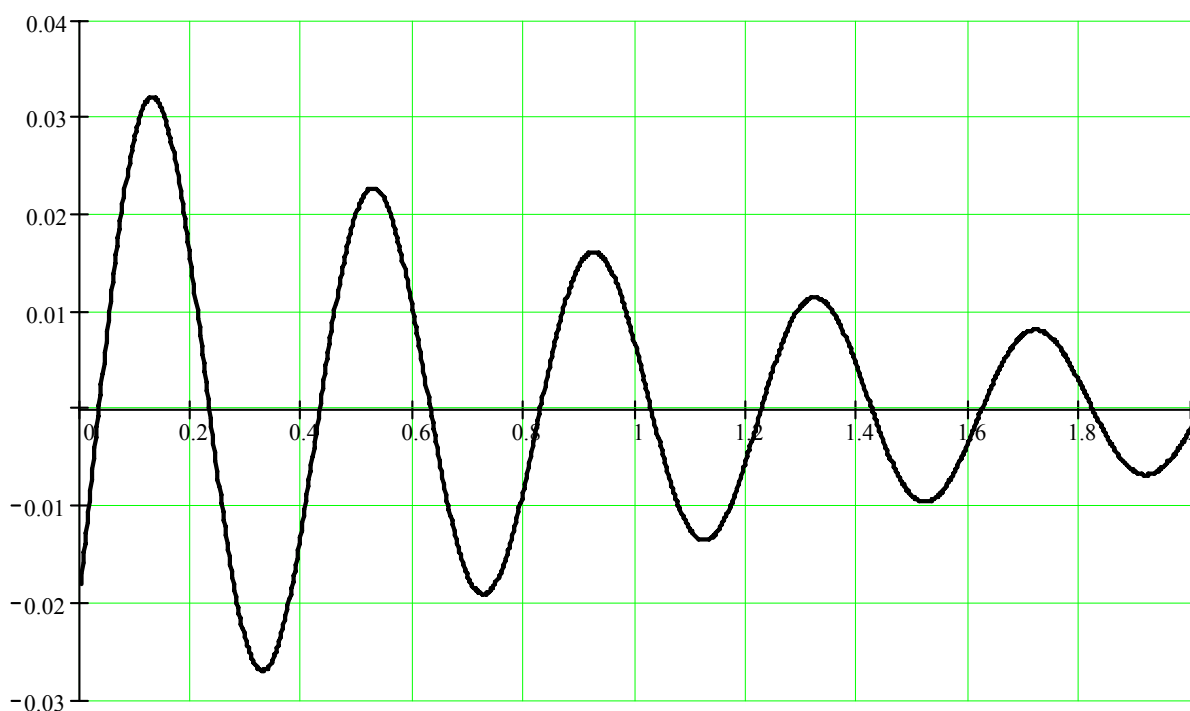


Рисунок 20 – График колебаний материальной точки  
 (по оси абсцисс – время (с), по оси ординат – координата  $x$  (м))

Найти:  $x(t)$ .

Решение:

Пункты 1), 2) и 3) совпадают с одноименными пунктами для случая а) данной задачи;

4) изобразим материальную точку в произвольном промежуточном положении и приложим действующие на нее силы  $F_{\text{упр}}$ ,  $mg$  и  $N$  (рисунок 21).

Запишем основное уравнение динамики материальной точки:

$$m \cdot \bar{a} = \bar{F}_{\text{упр}} + m\bar{g} + \bar{N}.$$

Проецируя уравнение на ось  $x$ , получим дифференциальное уравнение движения материальной точки:

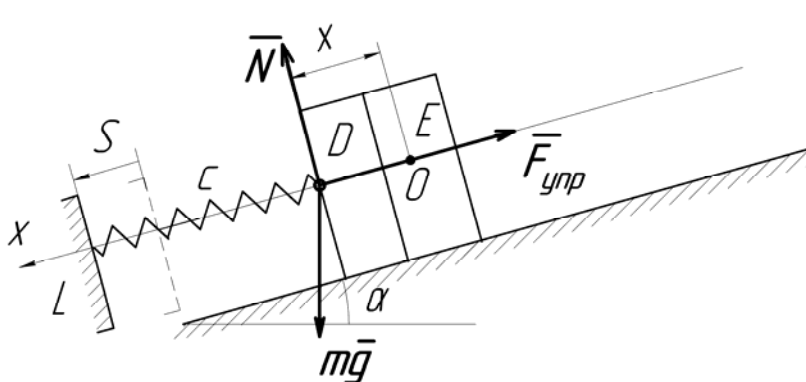


Рисунок 21 – Вынужденные колебания без учета сопротивления

$$m \cdot \ddot{x} = -F_{упр} + mg \cdot \sin\alpha .$$

Сила упругости пружины в данном случае равна  $F_{упр} = c \cdot (\lambda_{cmDE} + x - S)$ , следовательно:

$$m \cdot \ddot{x} = -c \cdot (\lambda_{cmDE} + x - S) + mg \cdot \sin\alpha ,$$

$$m \cdot \ddot{x} = -c \cdot \lambda_{cmDE} - c \cdot x + c \cdot S + mg \cdot \sin\alpha ,$$

$$m \cdot \ddot{x} = -c \cdot x + c \cdot 0,06 \cdot \sin(16t) .$$

Данное уравнение совпадает с уравнением (38). Колебания ползуна L эквивалентны действию на точку возмущающей силы, проекция на ось  $x$  которой изменяется по закону  $Q_0 \cdot \sin(p \cdot t)$ ,  $p = 16 \text{ с}^{-1}$ ,  $Q_0 = 0,06 \cdot c = 0,06 \cdot 2750 = 165 \text{ Н}$ .

Дальнейшее решение проводим в соответствии с пунктом 1.3.

$$m \cdot \ddot{x} = -c \cdot x + Q_0 \cdot \text{Sin}(p \cdot t),$$

$$m \cdot \ddot{x} + c \cdot x = Q_0 \cdot \text{Sin}(p \cdot t),$$

$$\ddot{x} + \frac{c}{m} \cdot x = \frac{Q_0}{m} \cdot \text{Sin}(p \cdot t).$$

$$\frac{c}{m} = k^2, \quad \frac{Q_0}{m} = P_0,$$

$$\ddot{x} + k^2 \cdot x = P_0 \cdot \text{Sin}(p \cdot t).$$

Решение неоднородного дифференциального уравнения:

$$x = x_1 + x_2.$$

Однородное уравнение:

$$\ddot{x}_1 + k^2 \cdot x_1 = 0.$$

Характеристическое уравнение:

$$z^2 + k^2 = 0.$$

$$z_{1,2} = \pm i \cdot k.$$

Общее решение однородного уравнения:

$$x_1 = C_1 \cdot \text{Cos}(k \cdot t) + C_2 \cdot \text{Sin}(k \cdot t).$$

Принимаем  $x_2$  в виде:

$$x_2 = B \cdot \text{Sin}(p \cdot t),$$

$$-B \cdot p^2 \cdot \text{Sin}(p \cdot t) + k^2 \cdot B \cdot \text{Sin}(p \cdot t) = P_0 \cdot \text{Sin}(p \cdot t),$$

$$-B \cdot p^2 + k^2 \cdot B = P_0,$$

$$B = \frac{P_0}{k^2 - p^2}.$$

$$P_0 = \frac{Q_0}{m} = \frac{165}{11} = 15 \text{ Н/кг}, \quad k = \sqrt{\frac{c}{m}} = \sqrt{\frac{2750}{11}} = 15,811 \text{ с}^{-1},$$

$$B = \frac{P_0}{k^2 - p^2} = \frac{15}{15,811^2 - 16^2} = -2,5 \text{ м}$$

Частное решение неоднородного уравнения:

$$x_2 = -2,5 \cdot \text{Sin}(16 \cdot t).$$

Решение неоднородного дифференциального уравнения:

$$x = C_1 \cdot \text{Cos}(k \cdot t) + C_2 \cdot \text{Sin}(k \cdot t) + B \cdot \text{Sin}(p \cdot t).$$

Закон изменения проекции скорости:

$$\dot{x} = -C_1 \cdot k \cdot \text{Sin}(k \cdot t) + C_2 \cdot k \cdot \text{Cos}(k \cdot t) + B \cdot p \cdot \text{Cos}(p \cdot t). \quad (51)$$

Начальные условия:

$$\text{н.у.: при } t=0 \quad x_0 = -\lambda_{cmE}, \quad \dot{x}_0 = v_0.$$

Постоянные интегрирования:

$$C_1 = -\lambda_{cmE}, \quad \lambda_{cmE} = \frac{m_E g \cdot \text{Sin}\alpha}{c} = \frac{7 \cdot 9,81 \cdot \text{Sin}45^0}{2750} = 0,018 \text{ м},$$

$$v_0 = C_2 \cdot k + B \cdot p, \quad C_2 = \frac{v_0 - B \cdot p}{k} = \frac{0,5 + 2,5 \cdot 16}{15,811} = 2,562 \text{ м}$$

Таким образом, искомый закон движения точки (рисунок 24):

$$x = -0,018 \cdot \text{Cos}(15,811 \cdot t) + 2,562 \cdot \text{Sin}(15,811 \cdot t) - 2,5 \cdot \text{Sin}(16 \cdot t).$$

Решение случая г) задачи.

Дано:  $m_D=4$  кг,  $m_E=7$  кг,  $c_1=1000$  Н/м,  $c_2=2000$  Н/м,  $c_3=3000$  Н/м,

$v_0=0,5$  м/с,  $\alpha=45^\circ$ ,  $R=19 \cdot v$  Н,  $S=0,06 \cdot \text{Sin}(16t)$  м.

Найти:  $x(t)$ .

Решение:

Пункты 1), 2) и 3) совпадают с одноименными пунктами для случая а) данной задачи;

4) изобразим материальную точку в произвольном промежуточном положении и приложим действующие на нее силы  $F_{упр}$ ,  $mg$ ,  $N$  и  $R$  (рисунок 25).

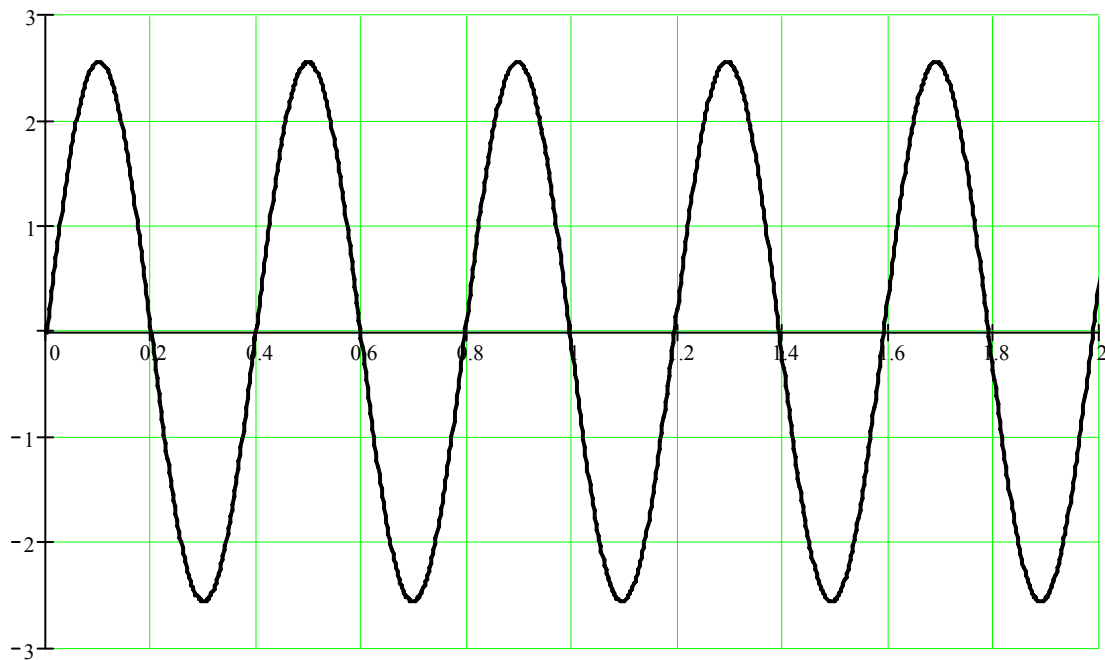


Рисунок 22 – График функции  $x_1(t)$

(по оси абсцисс – время (с), по оси ординат – координата  $x$  (м))

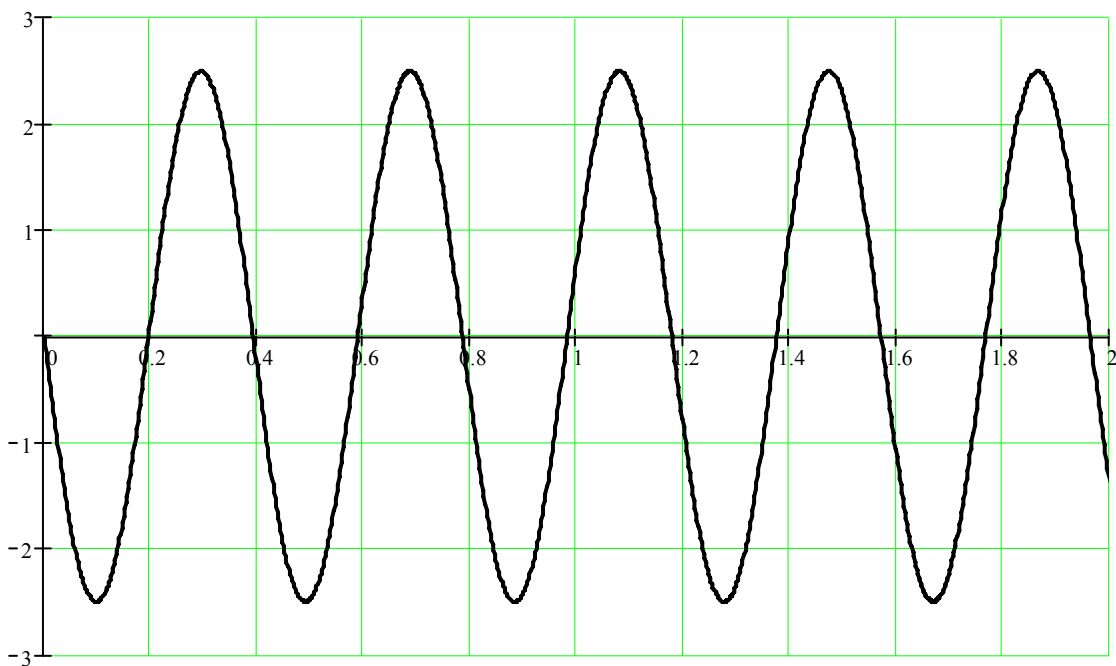


Рисунок 23 – График функции  $x_2(t)$

(по оси абсцисс – время (с), по оси ординат – координата  $x$  (м))

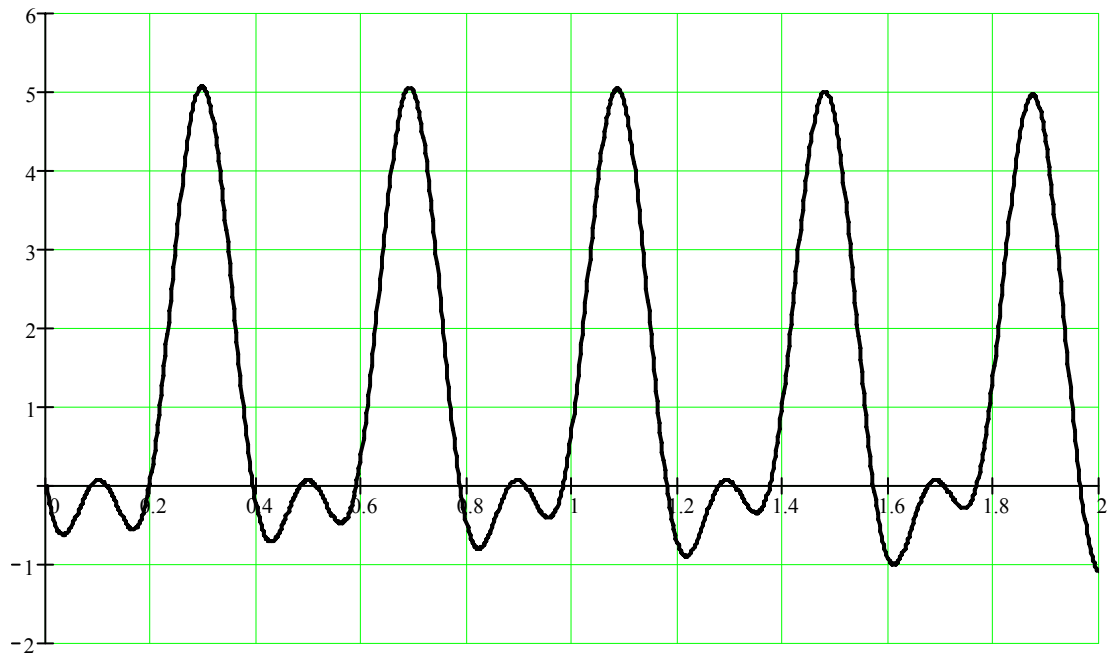


Рисунок 24 – График колебаний материальной точки  
(по оси абсцисс – время (с), по оси ординат – координата  $x$  (м))

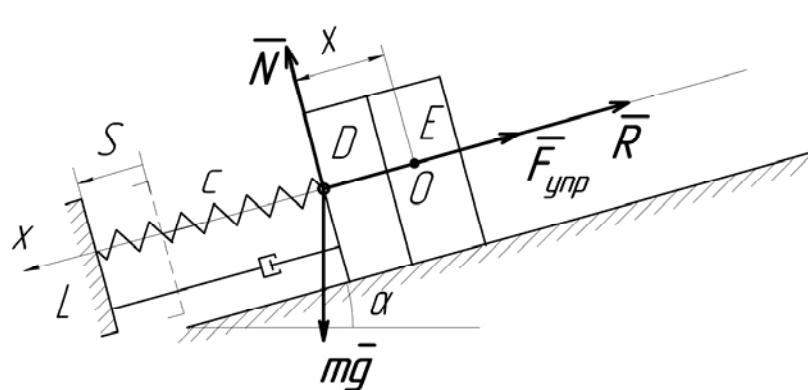


Рисунок 25 – Вынужденные колебания с учетом сопротивления

Запишем основное уравнение динамики материальной точки:

$$m \cdot \bar{a} = \bar{F}_{\text{упр}} + m\bar{g} + \bar{N} + \bar{R}.$$



Проецируя уравнение на ось  $x$ , получим дифференциальное уравнение движения материальной точки:

$$m \cdot \ddot{x} = -F_{\text{упр}} + mg \cdot \text{Sin}\alpha - R.$$

$$m \cdot \ddot{x} = -c \cdot (\lambda_{cmDE} + x - S) + mg \cdot \text{Sin}\alpha - 19\dot{x},$$

$$m \cdot \ddot{x} = -c \cdot \lambda_{cmDE} - c \cdot x + c \cdot S + mg \cdot \text{Sin}\alpha - 19\dot{x},$$

$$m \cdot \ddot{x} = -c \cdot x + c \cdot 0,06 \cdot \text{Sin}(16t) - 19 \cdot \dot{x}.$$

$$p = 16 \text{ с}^{-1}, \quad Q_0 = 0,06 \cdot c = 0,06 \cdot 2750 = 165 \text{ Н}, \quad \mu = 19 \text{ кг/с},$$

$$m \cdot \ddot{x} = -c \cdot x - \mu \cdot \dot{x} + Q_0 \cdot \text{Sin}(p \cdot t).$$

Данное уравнение совпадает с уравнением (54), поэтому дальнейшее решение проводим в соответствии с пунктом 1.4.

$$m \cdot \ddot{x} + \mu \cdot \dot{x} + c \cdot x = Q_0 \cdot \text{Sin}(p \cdot t),$$

$$\ddot{x} + \frac{\mu}{m} \cdot \dot{x} + \frac{c}{m} \cdot x = \frac{Q_0}{m} \cdot \text{Sin}(p \cdot t).$$

$$\frac{c}{m} = k^2, \quad \frac{\mu}{m} = 2n, \quad \frac{Q_0}{m} = P_0,$$

$$\ddot{x} + 2n \cdot \dot{x} + k^2 \cdot x = P_0 \cdot \text{Sin}(p \cdot t).$$

Однородное уравнение:

$$\ddot{x}_1 + 2n \cdot \dot{x}_1 + k^2 \cdot x_1 = 0.$$

Характеристическое уравнение:

$$z^2 + 2n \cdot z + k^2 = 0.$$

$$z_{1,2} = -n \pm \sqrt{n^2 - k^2}.$$

Определим и сравним величины  $n$  и  $k$ :

$$k = \sqrt{\frac{c}{m}} = \sqrt{\frac{2750}{11}} = 15,811 \text{ с}^{-1}, \quad n = \frac{\mu}{2 \cdot m} = \frac{19}{2 \cdot 11} = 0,864 \text{ с}^{-1}.$$

Так как  $n < k$  будем иметь случай малого сопротивления.

$$z_{1,2} = -n \pm i \cdot \sqrt{k^2 - n^2}.$$

$$k_1 = \sqrt{k^2 - n^2},$$

$$z_{1,2} = -n \pm i \cdot k_1.$$

Общее решение однородного уравнения:

$$x_1 = e^{-n \cdot t} (C_1 \cdot \text{Cos}(k_1 \cdot t) + C_2 \cdot \text{Sin}(k_1 \cdot t)).$$

Частное решение  $x_2$ :

$$x_2 = B \cdot \text{Sin}(p \cdot t - \beta),$$

$$-B \cdot p^2 \cdot \text{Sin}(p \cdot t - \beta) + 2n \cdot B \cdot p \cdot \text{Cos}(p \cdot t - \beta) + k^2 \cdot B \cdot \text{Sin}(p \cdot t - \beta) = P_0 \cdot \text{Sin}(p \cdot t),$$

$$p \cdot t - \beta = \psi,$$

$$B(k^2 - p^2) \cdot \text{Sin}\psi + 2n \cdot B \cdot p \cdot \text{Cos}\psi = P_0(\text{Cos}\beta \cdot \text{Sin}\psi + \text{Cos}\psi \cdot \text{Sin}\beta)$$

$$B(k^2 - p^2) = P_0 \cdot \text{Cos}\beta, \quad 2n \cdot B \cdot p = P_0 \cdot \text{Sin}\beta.$$

Определим значения  $B$  и  $\beta$ :

$$B = \frac{P_0}{\sqrt{(k^2 - p^2)^2 + 4n^2 p^2}}, \quad \text{tg}\beta = \frac{2n \cdot p}{k^2 - p^2},$$

$$P_0 = \frac{Q_0}{m} = \frac{165}{11} = 15 \text{ Н/кг},$$

$$B = \frac{15}{\sqrt{(15,811^2 - 16^2)^2 + 4 \cdot 0,864^2 \cdot 16^2}} = 0,53 \text{ м,}$$

$$\beta = \operatorname{arctg} \frac{2n \cdot p}{k^2 - p^2} = \operatorname{arctg} \frac{2 \cdot 0,864 \cdot 16}{15,811^2 - 16^2} = 1,357 \text{ рад.}$$

Решение неоднородного дифференциального уравнения:

$$x = e^{-n \cdot t} (C_1 \cdot \operatorname{Cos}(k_1 \cdot t) + C_2 \cdot \operatorname{Sin}(k_1 \cdot t)) + B \cdot \operatorname{Sin}(p \cdot t - \beta).$$

Закон изменения проекции скорости:

$$\begin{aligned} \dot{x} = & -n \cdot e^{-n \cdot t} (C_1 \cdot \operatorname{Cos}(k_1 \cdot t) + C_2 \cdot \operatorname{Sin}(k_1 \cdot t)) + \\ & + e^{-n \cdot t} (-C_1 \cdot k_1 \cdot \operatorname{Sin}(k_1 \cdot t) + C_2 \cdot k_1 \cdot \operatorname{Cos}(k_1 \cdot t)) + B \cdot p \cdot \operatorname{Cos}(p \cdot t - \beta). \end{aligned}$$

Начальные условия:

$$\text{н.у.: при } t=0 \quad x_0 = -\lambda_{cmE}, \quad \dot{x}_0 = v_0.$$

Постоянные интегрирования:

$$-\lambda_{cmE} = C_1 + B \cdot \operatorname{Sin}(-\beta), \quad C_1 = -\lambda_{cmE} - B \cdot \operatorname{Sin}(-\beta),$$

$$\lambda_{cmE} = \frac{m_E g \cdot \operatorname{Sin} \alpha}{c} = \frac{7 \cdot 9,81 \cdot \operatorname{Sin} 45^\circ}{2750} = 0,018 \text{ м,}$$

$$C_1 = -0,018 - 0,53 \cdot \operatorname{Sin}(-1,357) = 0,5 \text{ м,}$$

$$v_0 = -n \cdot C_1 + C_2 \cdot k_1 + B \cdot p \cdot \cos(-\beta),$$

$$C_2 = \frac{v_0 + n \cdot C_1 - B \cdot p \cdot \cos(-\beta)}{k_1},$$

$$k_1 = \sqrt{k^2 - n^2} = \sqrt{15,811^2 - 0,864^2} = 15,788 \text{ с}^{-1},$$

$$C_2 = \frac{0,5 + 0,864 \cdot 0,5 - 0,53 \cdot 16 \cdot \cos(-1,357)}{15,788} = -0,055 \text{ м}$$

Таким образом, закон движения точки будет иметь вид (рисунок 28):

$$x = e^{-0,864 \cdot t} (0,5 \cdot \cos(15,788 \cdot t) - 0,055 \cdot \sin(15,788 \cdot t)) + 0,53 \cdot \sin(16 \cdot t - 1,357)$$

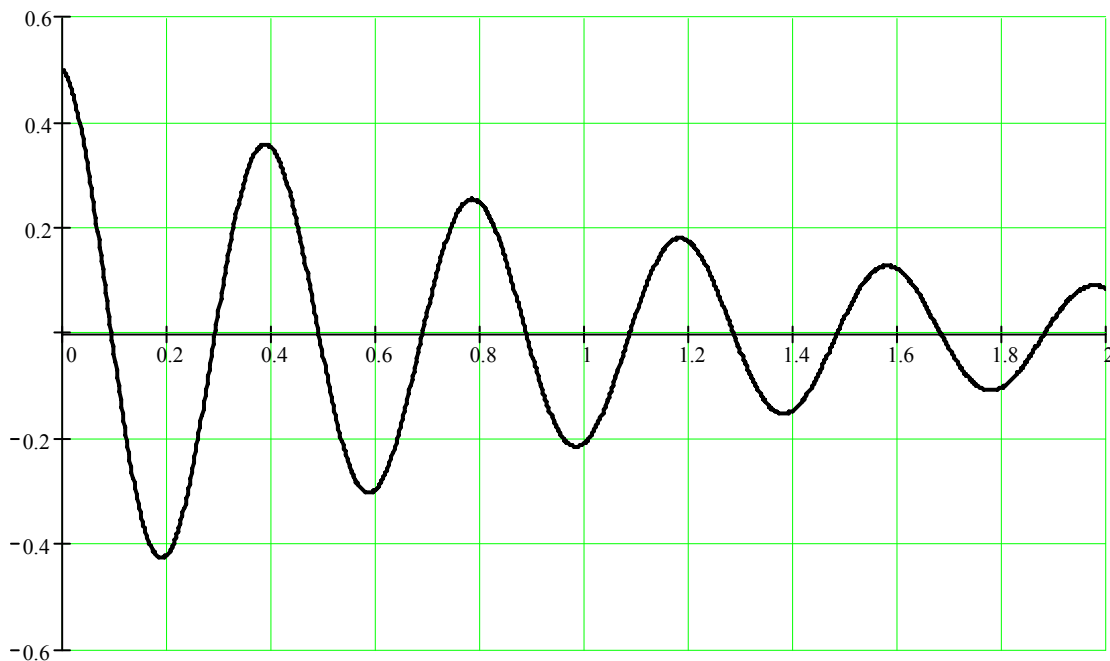


Рисунок 26 – График функции  $x_1(t)$

(по оси абсцисс – время (с), по оси ординат – координата  $x$  (м))

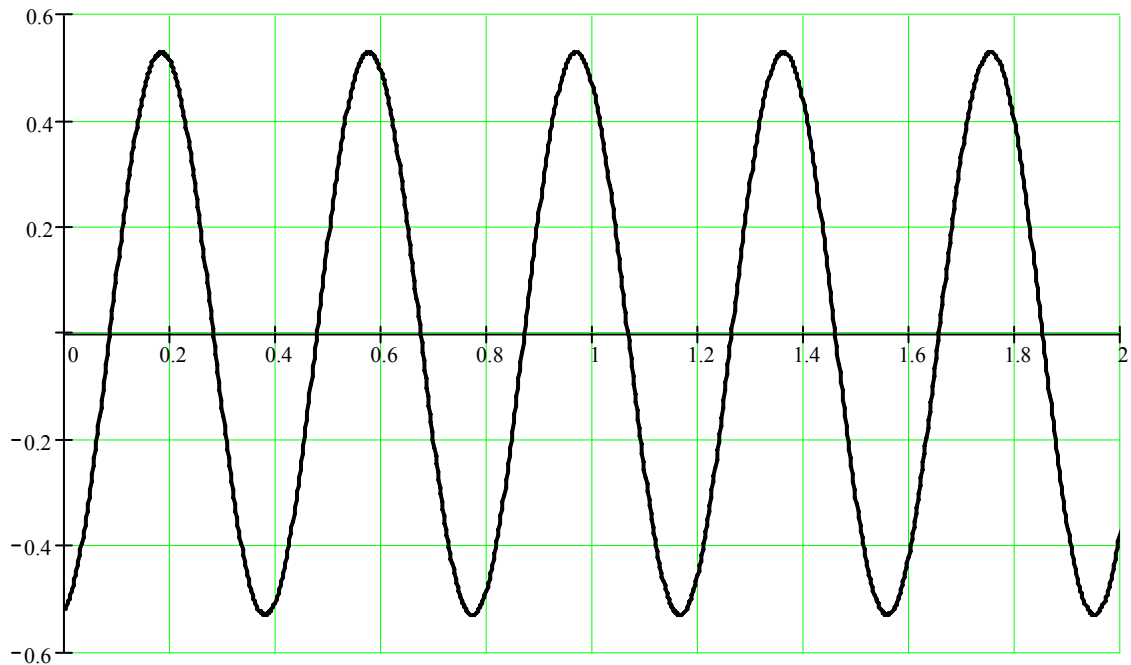


Рисунок 27 – График функции  $x_2(t)$

(по оси абсцисс – время (с), по оси ординат – координата  $x$  (м))

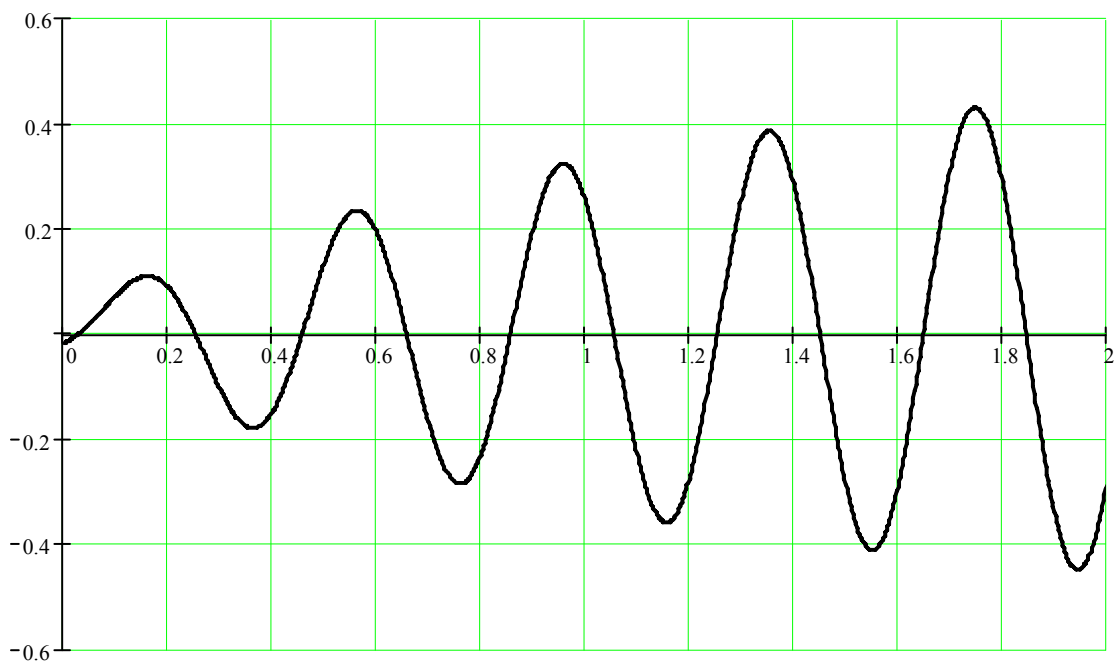


Рисунок 28 – График колебаний материальной точки

(по оси абсцисс – время (с), по оси ординат – координата  $x$  (м))

### **Список использованных источников**

- 1 Яблонский, А.А. Курс теоретической механики: учебник для вузов. / А.А. Яблонский, В.М. Никифорова – 11-е изд., стер. – СПб: Лань, 2004. – 768 с.
- 2 Сборник заданий для курсовых работ по теоретической механике: учебное пособие для технических вузов. / А.А. Яблонский [и др.]; под общ. ред. А.А. Яблонского. - 10-е изд., стер. - М.: Интеграл-пресс, 2003. - 384 с.
- 3 Тарг, С.М. Краткий курс теоретической механики: учебник для вузов. / С.М. Тарг - 14-е изд., стер. – М.: Высшая школа, 2003 - 416с.
- 4 Бать, М.И. Теоретическая механика в примерах и задачах: учеб. пособие для вузов в 3-х томах. Т.2. Динамика. / М.И. Бать, Г.Ю. Джанелидзе, А.С. Кельзон - 8-е изд., перераб. - М.: Наука, 1991. - 640с.
- 5 Дьяконов, В. Mathcad 2000: учебный курс. / В. Дьяконов – СПб: Питер, 2000. – 592 с.: ил.