

# ПРЯМОЛИНЕЙНЫЕ КОЛЕБАНИЯ ТОЧКИ.

*ЛЕКЦИИ ПО ТЕОРЕТИЧЕСКОЙ МЕХАНИКЕ.  
ДИНАМИКА*

ЛЕКЦИЯ 2

# КОЛЕБАНИЯ

движения точки, которые характеризуются определенной повторяемостью по времени.



Осциллятор — система, совершающая колебания

Линейный осциллятор — система, движущаяся под действием **возвращающей силы**, то есть силы, пропорциональной отклонению от точки, называемой положением равновесия и направленной к этой точке

# ЦЕЛЬ ЛЕКЦИИ

На примере прямолинейных колебаний точки познакомиться с колебательным движением в механике

## **Физические явления:**

- *механические колебания*
- *электромагнитные волны (оптические, радио, инфракрасные...)*
- *акустические волны (звук)*

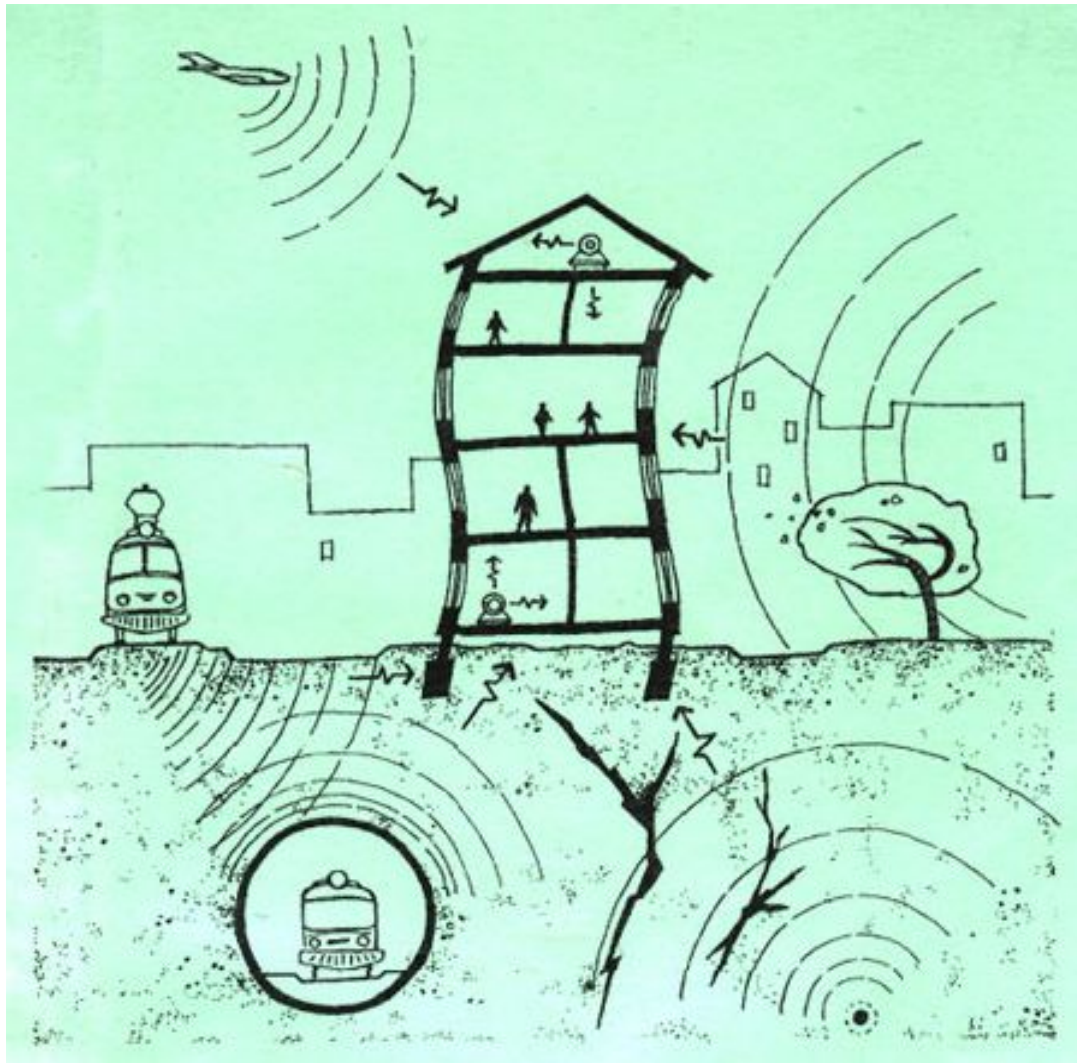
## **Природные явления:**

- *суточное вращение Земли*
- *землетрясения*
- *приливы и отливы*

## **Биологические системы:**

- *сердечно-сосудистая система*
- *ухо + голосовые связки*

# КОЛЕБАНИЯ В СТРОИТЕЛЬСТВЕ



## Основные факторы

- природные явления
- промышленность
- транспорт

## Виды колебаний

- механические
- акустические
- электромагнитные
- тепловые

# СВОБОДНЫЕ КОЛЕБАНИЯ

Начнем изучение колебаний с простой задачи. Будем рассматривать **прямолинейные свободные колебания точки без учета сил сопротивления.**

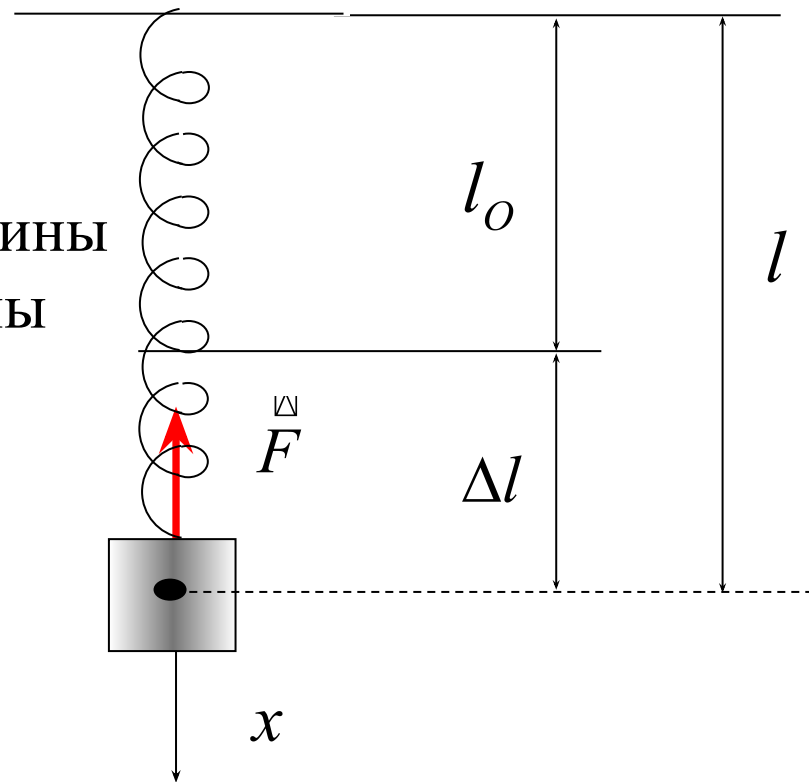
Колебания называются свободными, если отсутствует внешнее воздействие на колебательную систему.

$F$  - восстанавливающая сила

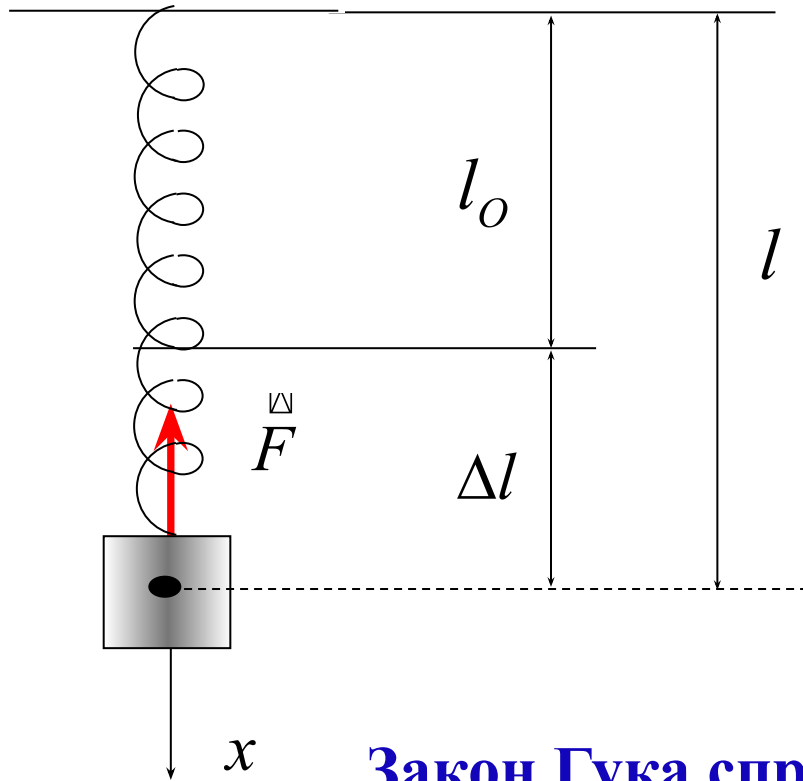
$l_0$  - длина недеформированной пружины

$l$  - длина деформированной пружины

$\Delta l = l - l_0$  - деформация пружины



# СВОБОДНЫЕ КОЛЕБАНИЯ



Рассматриваем прямолинейное движение точки массой  $m$  под действием силы упругости  $F$ .  
**Силу тяжести не учитываем.**

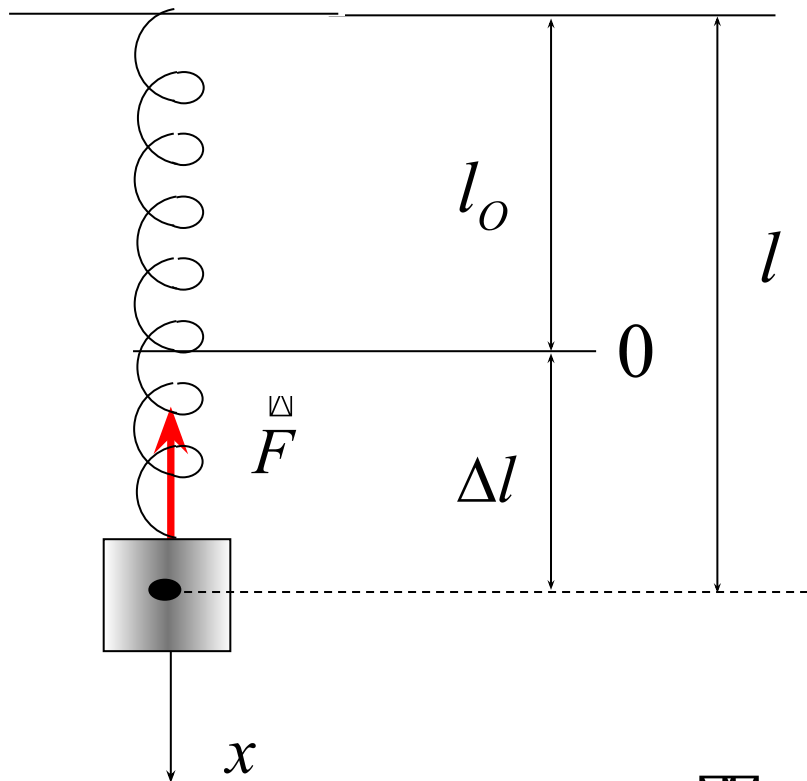
$$F = c\Delta l \quad - \text{закон Гука}$$

$c$  - коэффициент жесткости пружины

**Закон Гука справедлив только для малых колебаний!** В общем случае

$$F = c\Delta l + c_3\Delta l^3 + c_5\Delta l^5 + \dots$$

# СВОБОДНЫЕ КОЛЕБАНИЯ



Начало отсчета – в положении  
равновесия

$$F = c\Delta l = cx$$

Запишем ДУ движения точки

$$m\ddot{x} = F \Rightarrow m\ddot{x} = -cx$$

$$m\ddot{x} + cx = 0 \Rightarrow \ddot{x} + \frac{c}{m}x = 0$$

$$k^2 = \frac{c}{m} \quad k - \text{частота колебаний [рад/с]}$$

# СВОБОДНЫЕ КОЛЕБАНИЯ

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

**ДУ свободных колебаний**  
**при отсутствии сил сопротивления**

- линейное
- однородное
- второго порядка

$$x = e^{\lambda t} \quad \Rightarrow \quad \dot{x} = \lambda e^{\lambda t} \quad \Rightarrow \quad \ddot{x} = \lambda^2 e^{\lambda t}$$

В результате подстановки решения получим

$$\lambda^2 e^{\lambda t} + k^2 e^{\lambda t} = 0 \quad \Rightarrow \quad e^{\lambda t} (\lambda^2 + k^2) = 0$$

**характеристическое уравнение**

$$\lambda^2 + k^2 = 0$$



# СВОБОДНЫЕ КОЛЕБАНИЯ

$$\lambda^2 + k^2 = 0 \quad \text{Корни уравнения мнимые} \quad \lambda_{1,2} = \sqrt{-k^2} = \pm ik$$

$$x = D_1 e^{\lambda_1 t} + D_2 e^{\lambda_2 t} = D_1 e^{ikt} + D_2 e^{-ikt}$$

используя формулу Эйлера



$$x = C_1 \sin kt + C_2 \cos kt$$

$C_1, C_2$  - постоянные интегрирования

Можно получить другую форму решения,  
если ввести две другие постоянные  $A, \alpha$

$$C_1 = A \cos \alpha \quad C_2 = A \sin \alpha$$

# СВОБОДНЫЕ КОЛЕБАНИЯ

$$x = C_1 \sin kt + C_2 \cos kt$$



$$C_1 = A \cos \alpha$$



$$C_2 = A \sin \alpha$$

$$x = A(\sin kt \cos \alpha + \cos kt \sin \alpha)$$

Воспользуемся тригонометрической формулой

$$\sin(\beta + \gamma) = \sin \beta \cos \gamma + \cos \beta \sin \gamma$$

Получим решение уравнения свободных колебаний в форме

$$x = A \sin(kt + \alpha)$$

$A, \alpha$  - постоянные интегрирования

# СВОБОДНЫЕ КОЛЕБАНИЯ

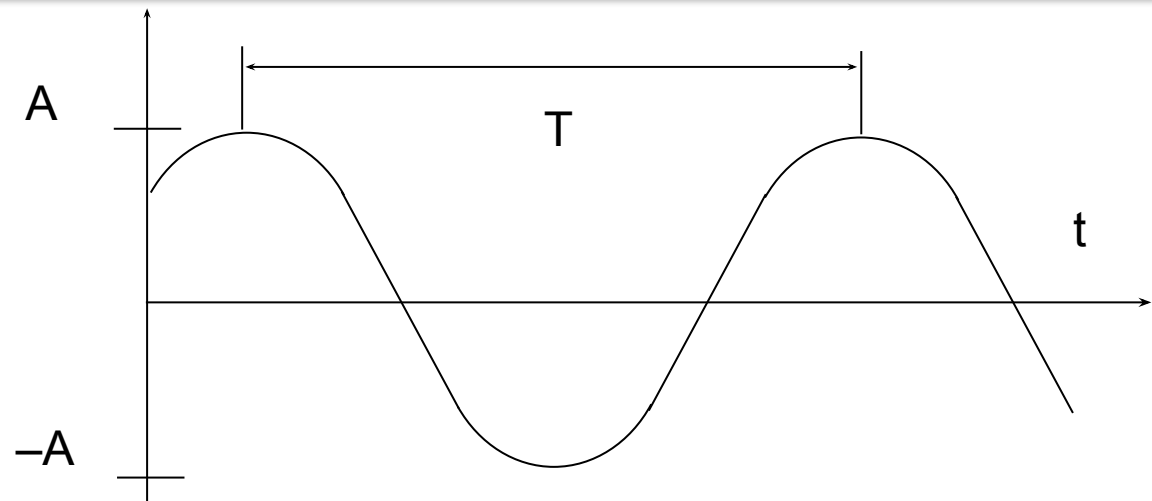
$$x = A \sin(kt + \alpha)$$

$A$  - **амплитуда колебаний** [м]

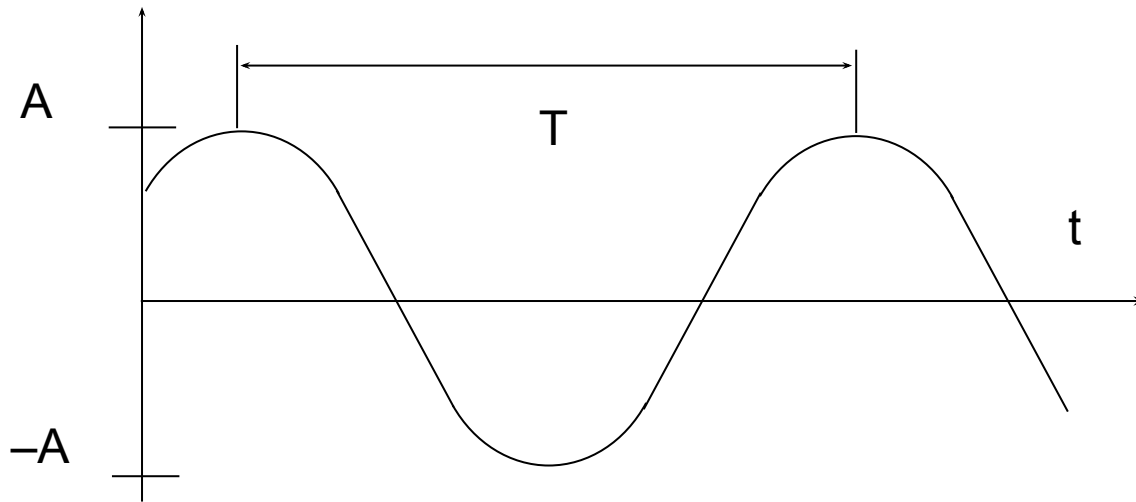
$kt + \alpha$  - фаза колебаний [радиан]

$\alpha$  - **начальная фаза** [радиан]

**Колебания, описываемые этим уравнением, называются гармоническими.**



# СВОБОДНЫЕ КОЛЕБАНИЯ



**Период колебаний – минимальное время, за которое система возвращается в исходное положение**

$$x = A \sin(kt + \alpha) \quad \sin(kt + \alpha) = \sin(k(t + T) + \alpha)$$

$$\sin(x) = \sin(x + 2\pi)$$

$$T = 2\pi / k$$

# СВОБОДНЫЕ КОЛЕБАНИЯ

Найдем постоянные интегрирования  $A, \alpha$

Подставим начальные условия

$$t = 0 : x(0) = x_0, v(0) = \dot{x}(0) = v_0$$

в общее решение  $x = A \sin(kt + \alpha)$

Получим  $x_0 = A \sin \alpha, v_0 = \dot{x}(0) = Ak \cos \alpha$

$$\operatorname{tg} \alpha = \sin \alpha / \cos \alpha = (x_0/A) / (v_0 / Ak) = kx_0/v_0$$

$$\sin^2 \alpha + \cos^2 \alpha = 1$$

$$(x_0/A)^2 + (v_0 / Ak)^2 = 1, \quad A = \sqrt{x_0^2 + v_0^2 / k^2}$$

# СВОБОДНЫЕ КОЛЕБАНИЯ

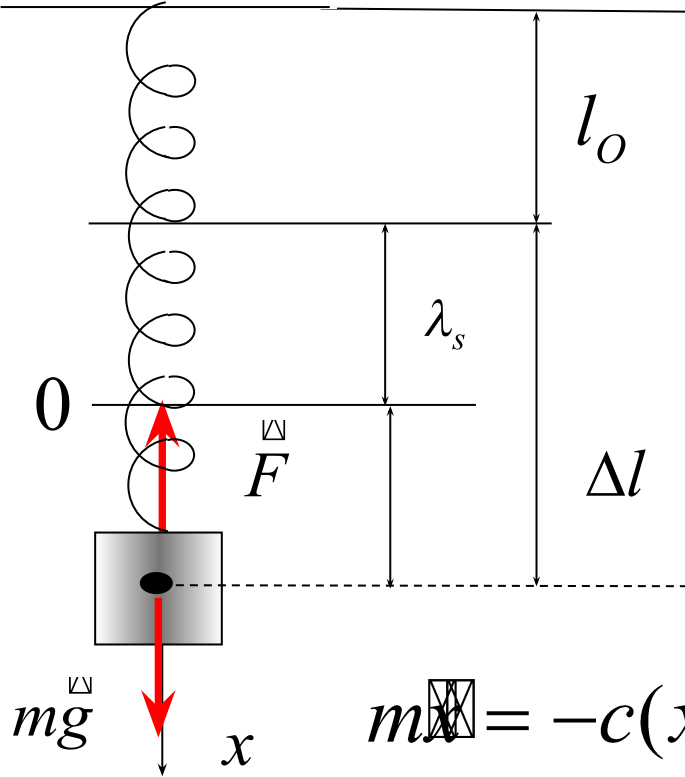
1. *Амплитуда* и *начальная фаза* колебаний **зависят** от *начальных условий* задачи

$$A = \sqrt{x_0^2 + v_0^2 / k^2}, \quad \operatorname{tg} \alpha = kx_0 / v_0$$

2. *Частота* и *период* колебаний **не зависят** от *начальных условий* задачи и полностью определяются параметрами самой колебательной системы

$$k = \sqrt{c / m} \quad T = 2\pi / k$$

# СВОБОДНЫЕ КОЛЕБАНИЯ С ПОСТОЯННОЙ СИЛОЙ



Рассматриваем прямолинейное движение точки массой  $m$ .  
**Силу тяжести учитываем.**

Условие равновесия

$$mg - c\lambda_s = 0 \Rightarrow \lambda_s = mg / c$$

$$F_x = -c(x + \lambda_s)$$

$$m\ddot{x} = -c(x + \lambda_s) + mg \Rightarrow m\ddot{x} = -cx$$

Постоянная сила, не изменяя характер колебаний, смещает центр колебаний в сторону ее действия на величину статической деформации