

УДК 531.8

## УРАВНЕНИЕ ТРОГАНИЯ ПОЕЗДА

© 2021 г. И. П. Попов

*Курганский государственный университет, Курган, Россия*  
*e-mail: ip.popow@yandex.ru*

Поступила в редакцию 11.11.2019 г.  
После доработки 18.11.2019 г.  
Принята к публикации 20.11.2019 г.

Показано, что трогание состава с упругими сцепками значительно легче, чем недеформируемого. При этом, чем больше число вагонов, тем больше преимущество первого над вторым.

*Ключевые слова:* поезд, трогание, сцепки, трение, перемещение, скорость

**DOI:** 10.31857/S0572329921020148

**Введение.** Сила трения покоя значительно превосходит силу трения движения. Это приводит к тому, что режим трогания для наземного транспортного средства является наиболее тяжелым. Для поездов этот режим представляет настолько серьезную проблему, что иногда приходится принимать специальные меры, такие как использование песка в зоне контакта бандажа колеса с рельсом или вспомогательного локомотива.

Эффективным способом трогания поезда является выбор зазоров в сцепках. При этом вагоны приводятся в движение последовательно и инертная масса непосредственно в момент трогания минимальна [1].

Этот способ, однако, имеет два существенных недостатка – малую фиксированную величину зазоров в сцепках, что ограничивает эффективность способа и ударный характер передачи импульса, что отрицательно сказывается на состоянии конструктивных элементов поезда.

Указанных недостатков можно избежать, если использовать упруго деформируемые сцепки.

Целью работы является построение математической модели “легкого” трогания поезда с упругими сцепками.

Расчет механической системы в составе массивных локомотива, вагонов и упругих сцепок является достаточно громоздким. Для его минимизации принимаются следующие допущения: сила  $F$ , развиваемая локомотивом, – величина постоянная; массы локомотива и вагонов равны между собой и составляют  $m$ .

**1. Локомотив и один вагон.** Уравнение сил, приложенных к локомотиву, имеет вид:

$$F = m \frac{d^2 x_1}{dt^2} + k(x_1 - x_2) \quad (1.1)$$

где  $x_1$ ,  $x_2$  – перемещение, соответственно, локомотива и вагона,  $k$  – коэффициент упругости сцепки.

Силы, приложенные к вагону, удовлетворяют уравнению:

$$0 = m \frac{d^2 x_2}{dt^2} - k(x_1 - x_2)$$

Из последнего уравнения следует

$$x_1 = \frac{m}{k} \frac{d^2 x_2}{dt^2} + x_2 \quad (1.2)$$

Подстановка этого выражения в (1.1) дает

$$F = \frac{m^2}{k} \frac{d^4 x_2}{dt^2} + m \frac{d^2 x_2}{dt^2} + m \frac{d^2 x_2}{dt^2} + kx_2 - kx_2 = \frac{m^2}{k} \frac{d^4 x_2}{dt^2} + 2m \frac{d^2 x_2}{dt^2} \quad (1.3)$$

$$\text{Пусть } d^2 x_2 / dt^2 = z \quad (1.4)$$

Тогда (1.3) запишется в виде

$$z'' + 2 \frac{k}{m} z = \frac{kF}{m^2} \quad (1.5)$$

Характеристическое уравнение

$$r^2 + 2 \frac{k}{m} = 0$$

Его корни равны

$$r_{1,2} = \pm i \sqrt{2 \frac{k}{m}}$$

Общее решение соответствующего однородного уравнения

$$z_1 = C_1 \cos \sqrt{2 \frac{k}{m}} t + C_2 \sin \sqrt{2 \frac{k}{m}} t$$

Частное решение в соответствии с (1.5) имеет вид

$$z_2 = A$$

Подстановка его в (1.5) дает

$$2 \frac{k}{m} A = \frac{kF}{m^2}$$

откуда

$$A = \frac{F}{2m}$$

Общее решение уравнения (1.5) находится как

$$z = z_1 + z_2 = C_1 \cos \sqrt{2 \frac{k}{m}} t + C_2 \sin \sqrt{2 \frac{k}{m}} t + \frac{F}{2m}$$

В момент времени  $t = 0$  сцепка не деформирована, следовательно, на вагон сила не действует и величина (1.4) равна нулю. Поэтому для  $t = 0$  последнее выражение примет вид:

$$z(0) = 0 = C_1 \cos \sqrt{2 \frac{k}{m}} 0 + C_2 \sin \sqrt{2 \frac{k}{m}} 0 + \frac{F}{2m}$$

откуда

$$C_1 = -\frac{F}{2m}$$

С учетом этого

$$z = -\frac{F}{2m} \cos \sqrt{2\frac{k}{m}}t + C_2 \sin \sqrt{2\frac{k}{m}}t + \frac{F}{2m} \quad (1.6)$$

В соответствии с (1.4)

$$\begin{aligned} v_2 &= \int z dt = -\frac{F}{2m} \sqrt{\frac{m}{2k}} \sin \sqrt{2\frac{k}{m}}t - C_2 \sqrt{\frac{m}{2k}} \cos \sqrt{2\frac{k}{m}}t + \frac{F}{2m}t + C_3 \\ x_2 &= \int v_2 dt = \frac{F}{4k} \cos \sqrt{2\frac{k}{m}}t - C_2 \frac{m}{2k} \sin \sqrt{2\frac{k}{m}}t + \frac{F}{4m}t^2 + C_3t + C_4 \end{aligned} \quad (1.7)$$

С учетом (1.2), (1.4), (1.6) и (1.7)

$$\begin{aligned} x_1 &= -\frac{F}{2k} \cos \sqrt{2\frac{k}{m}}t + C_2 \frac{m}{k} \sin \sqrt{2\frac{k}{m}}t + \frac{F}{2k} + \frac{F}{4k} \cos \sqrt{2\frac{k}{m}}t - \\ &\quad - C_2 \frac{m}{2k} \sin \sqrt{2\frac{k}{m}}t + \frac{F}{4m}t^2 + C_3t + C_4 \\ v_1 &= \frac{dx_1}{dt} = \frac{F}{2k} \sqrt{2\frac{k}{m}} \sin \sqrt{2\frac{k}{m}}t + C_2 \sqrt{2\frac{k}{m}} \frac{m}{k} \cos \sqrt{2\frac{k}{m}}t - \\ &\quad - \frac{F}{4k} \sqrt{2\frac{k}{m}} \sin \sqrt{2\frac{k}{m}}t - C_2 \sqrt{2\frac{k}{m}} \frac{m}{2k} \cos \sqrt{2\frac{k}{m}}t + \frac{F}{2m}t + C_3 \\ a_1 &= \frac{dv_1}{dt} = \frac{F}{2k} 2\frac{k}{m} \cos \sqrt{2\frac{k}{m}}t - C_2 2\frac{k}{m} \frac{m}{k} \sin \sqrt{2\frac{k}{m}}t - \\ &\quad - \frac{F}{4k} 2\frac{k}{m} \cos \sqrt{2\frac{k}{m}}t + C_2 2\frac{k}{m} \frac{m}{2k} \sin \sqrt{2\frac{k}{m}}t + \frac{F}{2m} \\ x_2(0) = 0 &= \frac{F}{4k} \cos \sqrt{2\frac{k}{m}}0 - C_2 \frac{m}{2k} \sin \sqrt{2\frac{k}{m}}0 + \frac{F}{4m}0^2 + C_30 + C_4 \\ &\quad \frac{F}{4k} + C_4 = 0 \\ C_4 &= -\frac{F}{4k} \\ v_2(0) = 0 &= -C_2 \sqrt{\frac{m}{2k}} + C_3 \\ v_1(0) = 0 &= C_2 \sqrt{2\frac{k}{m}} \frac{m}{k} - C_2 \sqrt{2\frac{k}{m}} \frac{m}{2k} + C_3 = C_2 \sqrt{2\frac{k}{m}} \frac{m}{2k} + C_3 \\ -C_2 \sqrt{\frac{m}{2k}} + C_3 &= 0 \\ C_2 \sqrt{\frac{m}{2k}} + C_3 &= 0 \end{aligned} \Rightarrow C_2 = 0, \quad C_3 = 0$$

Окончательное решение:

$$x_1 = -\frac{F}{4k} \cos \sqrt{2\frac{k}{m}}t + \frac{F}{4m}t^2 + \frac{F}{4k}$$

$$\begin{aligned}
 x_2 &= \frac{F}{4k} \cos \sqrt{\frac{2k}{m}} t + \frac{F}{4m} t^2 - \frac{F}{4k} \\
 v_1 &= \frac{F}{2\sqrt{2km}} \sin \sqrt{\frac{2k}{m}} t + \frac{F}{2m} t \\
 v_2 &= -\frac{F}{2\sqrt{2km}} \sin \sqrt{\frac{2k}{m}} t + \frac{F}{2m} t \\
 a_1 &= \frac{F}{2m} \cos \sqrt{\frac{2k}{m}} t + \frac{F}{2m} \\
 a_2 &= -\frac{F}{2m} \cos \sqrt{\frac{2k}{m}} t + \frac{F}{2m}
 \end{aligned}$$

Характерный отрезок времени  $\tau_2$  (индекс “2” означает количество составных частей поезда) для рассматриваемого случая определяется из условия максимального растяжения упругой сцепки. При этом

$$\begin{aligned}
 a_1(\tau_2) - \frac{F}{2m} &= 0 \quad \text{или} \quad \frac{F}{2m} \cos \sqrt{\frac{2k}{m}} \tau_2 = 0 \\
 \sqrt{\frac{2k}{m}} \tau_2 &= \frac{\pi}{2} \\
 \tau_2 &= \frac{\pi}{2} \sqrt{\frac{m}{2k}}
 \end{aligned}$$

За время  $\tau_2$  локомотив пройдет расстояние

$$x_1(\tau_2) = -\frac{F}{4k} \cos \sqrt{\frac{2k}{m}} \frac{\pi}{2} \sqrt{\frac{m}{2k}} + \frac{F}{4m} \frac{\pi^2}{4} \frac{m}{2k} + \frac{F}{4k} = \frac{F\pi^2}{32k} + \frac{F}{4k}$$

и разовьет скорость

$$v_1(\tau_2) = \frac{F}{2\sqrt{2km}} \sin \sqrt{\frac{2k}{m}} \frac{\pi}{2} \sqrt{\frac{m}{2k}} + \frac{F}{2m} \frac{\pi}{2} \sqrt{\frac{m}{2k}} = \frac{F}{2\sqrt{2km}} + \frac{F\pi}{4\sqrt{2km}}$$

Уместно сравнить эти показатели с соответствующими величинами для недеформируемого состава.

$$a = \frac{F}{2m}, \quad v = \frac{F}{2m} t, \quad x = \frac{F}{4m} t^2$$

$$x(\tau_2) = \frac{F}{4m} \frac{\pi^2}{4} \frac{m}{2k} = \frac{F\pi^2}{32k}$$

$$v(\tau_2) = \frac{F}{2m} \frac{\pi}{2} \sqrt{\frac{m}{2k}} = \frac{F\pi}{4\sqrt{2km}}$$

$$\frac{x_1(\tau_2)}{x(\tau_2)} = \frac{F\pi^2/(32k) + F/(4k)}{F\pi^2/(32k)} = 1 + \frac{32}{4\pi^2} \approx 1.81$$

$$\frac{v_1(\tau_2)}{v(\tau_2)} = \frac{F/(2\sqrt{2km}) + F\pi/(4\sqrt{2km})}{F\pi/(4\sqrt{2km})} = 1 + \frac{2}{\pi} \approx 1.64$$

Отношение для кинетических энергий локомотива составляет

$$\frac{E_1(\tau_2)}{E(\tau_2)} = 2.69$$

Полученные соотношения наглядно демонстрируют, что трогание состава с упругими сцепками значительно легче, чем недеформируемого.

**2. Локомотив и два вагона.** Уравнения сил, приложенных, соответственно, к локомотиву и вагонам, имеют вид:

$$F = m \frac{d^2 x_1}{dt^2} + k(x_1 - x_2) \quad (2.1)$$

$$k(x_1 - x_2) = m \frac{d^2 x_2}{dt^2} + k(x_2 - x_3) \quad (2.2)$$

$$k(x_2 - x_3) = m \frac{d^2 x_3}{dt^2}$$

Из последнего уравнения следует

$$x_2 = \frac{m d^2 x_3}{k dt^2} + x_3 \quad (2.3)$$

Производная этого выражения равна

$$\frac{d^2 x_2}{dt^2} = \frac{m d^4 x_3}{k dt^4} + \frac{d^2 x_3}{dt^2}$$

Подстановка последних двух выражений в (2.2) дает

$$\begin{aligned} x_1 = \frac{m d^2 x_2}{k dt^2} + 2x_2 - x_3 &= \frac{m^2 d^4 x_3}{k^2 dt^4} + \frac{m d^2 x_3}{k dt^2} + 2 \frac{m d^2 x_3}{k dt^2} + 2x_3 - x_3 = \\ &= \frac{m^2 d^4 x_3}{k^2 dt^4} + 3 \frac{m d^2 x_3}{k dt^2} + x_3 \end{aligned} \quad (2.4)$$

Производная этого выражения равна

$$\frac{d^2 x_1}{dt^2} = \frac{m^2 d^6 x_3}{k^2 dt^6} + 3 \frac{m d^4 x_3}{k dt^4} + \frac{d^2 x_3}{dt^2}$$

Подстановка полученных выражений в (2.1) дает

$$\begin{aligned} \frac{F}{k} &= \frac{m^3 d^6 x_3}{k^3 dt^6} + 3 \frac{m^2 d^4 x_3}{k^2 dt^4} + \frac{m d^2 x_3}{k dt^2} + \frac{m^2 d^4 x_3}{k^2 dt^4} + 3 \frac{m d^2 x_3}{k dt^2} + \\ &+ x_3 - \frac{m d^2 x_3}{k dt^2} - x_3 = \frac{m^3 d^6 x_3}{k^3 dt^6} + 4 \frac{m^2 d^4 x_3}{k^2 dt^4} + 3 \frac{m d^2 x_3}{k dt^2} \\ \frac{d^6 x_3}{dt^6} + 4 \frac{k d^4 x_3}{m dt^4} + 3 \frac{k^2 d^2 x_3}{m^2 dt^2} &= \frac{k^2 F}{m^3} \end{aligned} \quad (2.5)$$

Пусть

$$\frac{d^2 x_3}{dt^2} = z \quad (2.6)$$

Тогда (2.5) запишется в виде

$$z'''' + 4 \frac{k}{m} z'' + 3 \frac{k^2}{m^2} z = \frac{k^2 F}{m^3} \quad (2.7)$$

Характеристическое уравнение

$$r^4 + 4 \frac{k}{m} r^2 + 3 \frac{k^2}{m^2} = 0$$

$$r_{1,2}^2 = -2 \frac{k}{m} \pm \frac{k}{m}, \quad r_1^2 = -3 \frac{k}{m}, \quad r_2^2 = -\frac{k}{m}, \quad r_{1,2} = \pm i \sqrt{3 \frac{k}{m}}, \quad r_{3,4} = \pm i \sqrt{\frac{k}{m}}$$

Общее решение соответствующего однородного уравнения

$$z_1 = C_1 \cos \sqrt{3 \frac{k}{m}} t + C_2 \sin \sqrt{3 \frac{k}{m}} t + C_3 \cos \sqrt{\frac{k}{m}} t + C_4 \sin \sqrt{\frac{k}{m}} t$$

Частное решение имеет вид

$$z_2 = A$$

Подстановка его в (2.7) дает

$$3 \frac{k^2}{m^2} A = \frac{k^2 F}{m^3}, \quad A = \frac{F}{3m}$$

Общее решение находится как

$$z = z_1 + z_2 = C_1 \cos \sqrt{\frac{3k}{m}} t + C_2 \sin \sqrt{\frac{3k}{m}} t + C_3 \cos \sqrt{\frac{k}{m}} t + C_4 \sin \sqrt{\frac{k}{m}} t + \frac{F}{3m} \quad (2.8)$$

В соответствии с (2.6)

$$v_3 = \int z dt = C_1 \sqrt{\frac{m}{3k}} \sin \sqrt{\frac{3k}{m}} t - C_2 \sqrt{\frac{m}{3k}} \cos \sqrt{\frac{3k}{m}} t + C_3 \sqrt{\frac{m}{k}} \sin \sqrt{\frac{k}{m}} t - C_4 \sqrt{\frac{m}{k}} \cos \sqrt{\frac{k}{m}} t + \frac{F}{3m} t + C_5 \quad (2.9)$$

$$x_3 = \int v_3 dt = -C_1 \frac{m}{3k} \cos \sqrt{\frac{3k}{m}} t - C_2 \frac{m}{3k} \sin \sqrt{\frac{3k}{m}} t - C_3 \frac{m}{k} \cos \sqrt{\frac{k}{m}} t - C_4 \frac{m}{k} \sin \sqrt{\frac{k}{m}} t + \frac{F}{6m} t^2 + C_5 t + C_6 \quad (2.10)$$

С учетом (2.3), (2.6), (2.8) и (2.10)

$$x_2 = \frac{m}{k} C_1 \cos \sqrt{\frac{3k}{m}} t + \frac{m}{k} C_2 \sin \sqrt{\frac{3k}{m}} t + \frac{m}{k} C_3 \cos \sqrt{\frac{k}{m}} t + \frac{m}{k} C_4 \sin \sqrt{\frac{k}{m}} t + \frac{m}{k} \frac{F}{3m} - C_1 \frac{m}{3k} \cos \sqrt{\frac{3k}{m}} t - C_2 \frac{m}{3k} \sin \sqrt{\frac{3k}{m}} t - C_3 \frac{m}{k} \cos \sqrt{\frac{k}{m}} t - C_4 \frac{m}{k} \sin \sqrt{\frac{k}{m}} t + \frac{F}{6m} t^2 + C_5 t + C_6 =$$

$$= \frac{2m}{3k} C_1 \cos \sqrt{\frac{3k}{m}} t + \frac{2m}{3k} C_2 \sin \sqrt{\frac{3k}{m}} t + \frac{F}{3k} + \frac{F}{6m} t^2 + C_5 t + C_6$$

$$v_2 = \frac{dx_2}{dt} = -\frac{2m}{3k} \sqrt{\frac{3k}{m}} C_1 \sin \sqrt{\frac{3k}{m}} t + \frac{2m}{3k} \sqrt{\frac{3k}{m}} C_2 \cos \sqrt{\frac{3k}{m}} t + \frac{F}{3m} t + C_5 =$$

$$= -\frac{2}{3} \sqrt{\frac{3m}{k}} C_1 \sin \sqrt{\frac{3k}{m}} t + \frac{2}{3} \sqrt{\frac{3m}{k}} C_2 \cos \sqrt{\frac{3k}{m}} t + \frac{F}{3m} t + C_5 \quad (2.12)$$

$$a_2 = \frac{dv_2}{dt} = -2C_1 \cos \sqrt{\frac{3k}{m}}t - 2C_2 \sin \sqrt{\frac{3k}{m}}t + \frac{F}{3m} \quad (2.13)$$

С учетом (2.4), (2.13), (2.11) и (2.10)

$$\begin{aligned} x_1 &= -2C_1 \frac{m}{k} \cos \sqrt{\frac{3k}{m}}t - 2C_2 \frac{m}{k} \sin \sqrt{\frac{3k}{m}}t + \frac{F}{3m} \frac{m}{k} + \\ &+ 2 \frac{2m}{3k} C_1 \cos \sqrt{\frac{3k}{m}}t + 2 \frac{2m}{3k} C_2 \sin \sqrt{\frac{3k}{m}}t + \frac{2F}{3k} + \frac{2F}{6m} t^2 + 2C_5 t + 2C_6 - \\ &+ C_1 \frac{m}{3k} \cos \sqrt{\frac{3k}{m}}t + C_2 \frac{m}{3k} \sin \sqrt{\frac{3k}{m}}t + C_3 \frac{m}{k} \cos \sqrt{\frac{k}{m}}t + \\ &+ C_4 \frac{m}{k} \sin \sqrt{\frac{k}{m}}t - \frac{F}{6m} t^2 - C_5 t - C_6 = \\ &= -C_1 \frac{m}{3k} \cos \sqrt{\frac{3k}{m}}t - C_2 \frac{m}{3k} \sin \sqrt{\frac{3k}{m}}t + C_3 \frac{m}{k} \cos \sqrt{\frac{k}{m}}t + \\ &+ C_4 \frac{m}{k} \sin \sqrt{\frac{k}{m}}t + \frac{F}{k} + \frac{F}{6m} t^2 + C_5 t + C_6 \\ v_1 = \frac{dx_1}{dt} &= C_1 \sqrt{\frac{m}{3k}} \sin \sqrt{\frac{3k}{m}}t - C_2 \sqrt{\frac{m}{3k}} \cos \sqrt{\frac{3k}{m}}t - C_3 \sqrt{\frac{m}{k}} \sin \sqrt{\frac{k}{m}}t + \\ &+ C_4 \sqrt{\frac{m}{k}} \cos \sqrt{\frac{k}{m}}t + \frac{F}{3m} t + C_5 \end{aligned} \quad (2.14)$$

$$a_1 = C_1 \cos \sqrt{\frac{3k}{m}}t - C_3 \cos \sqrt{\frac{k}{m}}t + \frac{F}{3m}$$

В соответствии с (2.13)

$$a_2(0) = -2C_1 + \frac{F}{3m} = 0, \quad C_1 = \frac{F}{6m}$$

В соответствии с (2.8)

$$z(0) = 0 = \frac{F}{6m} + C_3 + \frac{F}{3m}, \quad C_3 = -\frac{F}{2m}$$

В соответствии с (2.11)

$$x_2(0) = \frac{2m}{3k} C_1 + \frac{F}{3k} + C_6 = 0$$

$$\frac{F}{9k} + \frac{F}{3k} + C_6 = 0, \quad C_6 = -\frac{4F}{9k}$$

В соответствии с (2.14), (2.9) и (2.12)

$$v_1(0) = -C_2 \sqrt{\frac{m}{3k}} + C_4 \sqrt{\frac{m}{k}} + C_5 = 0$$

$$v_3(0) = -C_2 \sqrt{\frac{m}{3k}} - C_4 \sqrt{\frac{m}{k}} + C_5 = 0, \quad C_4 = 0$$

$$v_2(0) = \frac{2}{3} \sqrt{\frac{3m}{k}} C_2 + C_5 = 0, \quad C_2 = 0, \quad C_5 = 0$$

Окончательное решение:

$$\begin{aligned}
 x_1 &= -\frac{F}{18k} \cos \sqrt{\frac{3k}{m}} t - \frac{F}{2k} \cos \sqrt{\frac{k}{m}} t + \frac{F}{6m} t^2 + \frac{5F}{9k} \\
 x_2 &= \frac{F}{9k} \cos \sqrt{\frac{3k}{m}} t + \frac{F}{6m} t^2 - \frac{F}{9k} \\
 x_3 &= -\frac{F}{18k} \cos \sqrt{\frac{3k}{m}} t + \frac{F}{2k} \cos \sqrt{\frac{k}{m}} t + \frac{F}{6m} t^2 - \frac{4F}{9k} \\
 v_1 &= \frac{F}{6\sqrt{3km}} \sin \sqrt{\frac{3k}{m}} t + \frac{F}{2\sqrt{km}} \sin \sqrt{\frac{k}{m}} t + \frac{F}{3m} t \\
 v_2 &= -\frac{F}{3\sqrt{3km}} \sin \sqrt{\frac{3k}{m}} t + \frac{F}{3m} t \\
 v_3 &= \frac{F}{6\sqrt{3km}} \sin \sqrt{\frac{3k}{m}} t - \frac{F}{2\sqrt{km}} \sin \sqrt{\frac{k}{m}} t + \frac{F}{3m} t \\
 a_1 &= \frac{F}{6m} \cos \sqrt{\frac{3k}{m}} t + \frac{F}{2m} \cos \sqrt{\frac{k}{m}} t + \frac{F}{3m} \\
 a_2 &= -\frac{F}{3m} \cos \sqrt{\frac{3k}{m}} t + \frac{F}{3m} \\
 a_3 &= \frac{F}{6m} \cos \sqrt{\frac{3k}{m}} t - \frac{F}{2m} \cos \sqrt{\frac{k}{m}} t + \frac{F}{3m}
 \end{aligned}$$

Характерный отрезок времени  $\tau_3$  для рассматриваемого случая определяется из условия максимального растяжения упругой сцепки. При этом

$$\begin{aligned}
 a_1(\tau_3) - \frac{F}{3m} = 0 \quad \text{или} \quad \frac{F}{6m} \cos \sqrt{\frac{3k}{m}} \tau_3 + \frac{F}{2m} \cos \sqrt{\frac{k}{m}} \tau_3 = 0 \\
 \frac{1}{3} \cos \sqrt{3} \sqrt{\frac{k}{m}} \tau_3 + \cos \sqrt{\frac{k}{m}} \tau_3 = 0
 \end{aligned}$$

Решение последнего уравнения имеет вид:

$$\begin{aligned}
 \sqrt{\frac{k}{m}} \tau_3 &= 0.427\pi \\
 \tau_3 &= 0.427\pi \sqrt{\frac{m}{k}}
 \end{aligned}$$

За время  $\tau_3$  локомотив пройдет расстояние

$$\begin{aligned}
 x_1(\tau_3) &= -\frac{F}{18k} \cos \sqrt{\frac{3k}{m}} \cdot 0.427\pi \sqrt{\frac{m}{k}} - \frac{F}{2k} \cos \sqrt{\frac{k}{m}} \cdot 0.427\pi \sqrt{\frac{m}{k}} + \\
 &\quad + \frac{F}{6m} \left( 0.427\pi \sqrt{\frac{m}{k}} \right)^2 + \frac{5F}{9k} = \\
 &= \frac{F}{k} \left[ -\frac{1}{18} \cos \sqrt{3} \cdot 0.427\pi - \frac{1}{2} \cos 0.427\pi + \frac{1}{6} (0.427\pi)^2 + \frac{5}{9} \right] = \\
 &= \frac{F}{k} \left[ -\frac{1}{18} \cos \sqrt{3} \cdot 0.427\pi - \frac{1}{2} \cos 0.427\pi + \frac{1}{6} (0.427\pi)^2 + \frac{5}{9} \right] = 0.78 \frac{F}{k}
 \end{aligned}$$



Таблица 1

Количество секций поезда	$\frac{x_1(\tau)}{x(\tau)}$	$\frac{v_1(\tau)}{v(\tau)}$	$\frac{E_1(\tau)}{E(\tau)}$
2	1.81	1.64	2.69
3	2.6	2.22	4.93

и разовьет скорость

$$v_1(\tau_3) = \frac{F}{6\sqrt{3km}} \sin \sqrt{\frac{3k}{m}} \cdot 0.427\pi \sqrt{\frac{m}{k}} + \frac{F}{2\sqrt{km}} \sin \sqrt{\frac{k}{m}} \cdot 0.427\pi \sqrt{\frac{m}{k}} + \frac{F}{3m} 0.427\pi \sqrt{\frac{m}{k}} =$$

$$= \frac{F}{\sqrt{km}} \left( \frac{1}{6\sqrt{3}} \sin \sqrt{3} \cdot 0.427\pi + \frac{1}{2} \sin 0.427\pi + \frac{1}{3} 0.427\pi \right) = \frac{F}{\sqrt{km}}$$

Уместно сравнить эти показатели с соответствующими величинами для недеформируемого состава.

$$a = \frac{F}{3m}, \quad v = \frac{F}{3m}t, \quad x = \frac{F}{6m}t^2$$

$$x(\tau_3) = \frac{F}{6m} \left( 0.427\pi \sqrt{\frac{m}{k}} \right)^2 = 0.3 \frac{F}{k}$$

$$v(\tau_3) = \frac{F}{3m} \cdot 0.427\pi \sqrt{\frac{m}{k}} = 0.45 \frac{F}{\sqrt{mk}}$$

$$\frac{x_1(\tau_3)}{x(\tau_3)} = 2.6$$

$$\frac{v_1(\tau_3)}{v(\tau_3)} = 2.22$$

Отношение для кинетических энергий локомотива составляет

$$\frac{E_1(\tau_3)}{E(\tau_3)} = 4.93$$

**Закключение.** Применение упруго деформируемых сцепок решает проблему трогания тяжелого поезда.

В таблицу сведены перемещения, скорости и кинетические энергии локомотива для моментов максимального растяжения упругой сцепки, отнесенные к соответствующим параметрам недеформируемого состава.

Полученные соотношения наглядно демонстрируют, что трогание состава с упругими сцепками значительно легче, чем недеформируемого. При этом, чем больше число вагонов, тем больше преимущество первого над вторым.

Полученные выражения для перемещений, скоростей и ускорений локомотива и вагонов имеют гармонические составляющие [2–4]. Для исключения продольных колебаний состава после достижения максимального растяжения сцепки следует механически блокировать возможность ее гармонического сжатия с последующей выборкой упругой деформации, например, с использованием демпфирующих устройств [5, 6].

## СПИСОК ЛИТЕРАТУРЫ

1. *Воронков В.Н.* Метод нахождения параметров связей для составных линейных систем с дискретными связями между подсистемами // Изв. РАН. МТТ. 2016. № 2. С. 100–108.
2. *Брискин Е.С., Калинин Я.В., Малолетов А.В.* Об оценке эффективности цикловых механизмов // Изв. РАН. МТТ. 2017. № 2. С. 13–19.
3. *Попов И.П.* Свободные гармонические колебания в системах с однородными элементами // Прикладная математика и механика. 2012. Т. 76. Вып. 4. С. 546–549.
4. *Попов И.П.* Дифференциальные уравнения двух механических резонансов // Прикладная физика и математика. 2019. № 2. С. 37–40.  
<https://doi.org/10.25791/pfim.02.2019.599>
5. *Быков Д.Л., Мартынова Е.Д.* Идентификация численно-графическим методом характеристик вязкоупругих материалов при повторном сжатии после разгрузки // Изв. РАН. МТТ. 2018. № 2. С. 3–9.
6. *Валеев А.Р., Зотов А.Н., Зубкова О.Е., Ризванов Р.Г., Свиридов М.В.* Системы с разрывной квазинулевой восстанавливающей силой // Изв. РАН. МТТ. 2017. № 5. С. 130–136.