

УДК 62-50

# ПОСТРОЕНИЕ НАИХУДШЕГО ВОЗМУЩЕНИЯ ИЗ ДВУХ МГНОВЕННЫХ УДАРОВ ДЛЯ ОСЦИЛЛЯТОРА С КВАДРАТИЧНЫМ ДЕМПФИРОВАНИЕМ

**В.А. Корнеев**

*Институт проблем механики им. А.Ю. Ишлинского РАН*

Россия, 119526, Москва, пр-т Вернадского, д. 101, корп. 1

E-mail: korneev@ipmnet.ru

**Ключевые слова:** оптимальное управление, осциллятор с квадратичным демпфированием, наихудшие возмущения

**Аннотация:** На осциллятор с квадратичным демпфированием действует два последовательных однонаправленных мгновенных удара заданной суммарной интенсивности. В начальный момент времени осциллятор покоится в положении равновесия. В рассматриваемом классе возмущений требуется найти параметры этих ударов, обеспечивающие наибольшее значение максимума модуля смещения (по времени) тела осциллятора от положения равновесия.

## 1. Механическая система и постановка задачи.

Задача о наихудшем возмущении в различных классах для объектов, размещенных на подвижном основании, возникает при рассмотрении задач об оптимальной гарантированной противоударной защите объектов, размещенных на подвижном основании, подверженном ударам. Достаточно полно проблема противоударной изоляции изложена в работах [1–6]. Наиболее известными пассивными противоударными изоляторами являются простые изоляторы с линейной пружиной и демпфером с линейной или квадратичной характеристикой. В данной работе рассмотрим пассивный изолятор с квадратичным демпфированием, для которого движение изолируемого объекта относительно основания описывается уравнением

$$(1) \quad m\ddot{x} + k|\dot{x}|\dot{x} + cx = v(t), \quad v = -mw(t).$$

Здесь  $m$  – масса защищаемого объекта,  $w$  – ускорение объекта относительно неподвижной системы координат,  $x$  – координата объекта относительно основания,  $k$  – коэффициент жесткости,  $c$  – коэффициент демпфирования. Величину  $mw$  рассматриваем как внешнее возмущение.

Введем однопараметрический класс  $V_a$  возмущений, содержащих два мгновенных

удара, направленных в одну сторону и имеющих суммарный импульс  $v_0$ :

$$(2) \quad V_a = \{v_a(t) : v_a(t) = a\delta(t) + (v_0 - a)\delta(t - t_a), \\ 0 \leq a \leq v_0, 0 \leq t_a \leq t_a^*\}$$

Здесь  $t_a^*$  первый момент обращения скорости в 0 после действия возмущения  $v(t) = a\delta(t)$ .

**Задача 1.** Для механической колебательной системы, задаваемой дифференциальным уравнением (1) с нулевыми начальными условиями

$$(3) \quad x(0) = 0, \quad \dot{x}(0) = 0,$$

найти функцию  $v(t)$ , которая принадлежит классу  $V_a$  и максимизирует функционал

$$J(v) = \max_{t \in [0, \infty)} |x_a(t)|.$$

Здесь  $x_a(t)$  – решение уравнения (1) при начальных условиях (3) и заданном возмущении  $v_a(t)$ .

Для уменьшения числа определяющих параметров введем безразмерные (штрихованные) переменные

$$(4) \quad x' = \frac{\sqrt{mc}}{v_0} x, \quad t' = \sqrt{\frac{c}{m}} t, \quad v'(t') = \frac{1}{v_0} \sqrt{\frac{m}{c}} v\left(\sqrt{\frac{m}{c}} t'\right), \\ k' = \frac{v_0}{m\sqrt{mc}} k, \quad a' = \frac{a}{v_0}.$$

После замены переменных (4) в формулах (1) – (3) и опускания штрихов получаем формулы того же вида, в которых  $m = 1$ ,  $c = 1$ ,  $v_0 = 1$ . Далее используются только безразмерные переменные.

**Утверждение 1.** Для возмущений класса  $V_a$  максимум по времени модуля отклонения осциллятора достигается в момент первого после начала движения обращения в нуль его скорости, т.е.

$$J_1 = \max_{t \in [0, \infty)} |x_v(t)| = x_v(t_*), \quad \dot{x}_v(t_*) = 0, \\ \dot{x}_v(t) > 0 \text{ при } t \in (0, t_*).$$

Доказательство утверждения 1 основывается на свойстве диссипативности рассматриваемой системы в отсутствие ударов и равенстве механической энергии  $E = x_*^2/2$  в момент наибольшего отклонения  $x_*$  при обращении скорости в ноль. Свойство диссипативности состоит в монотонном убывании механической энергии системы

$$E = \frac{1}{2}(\dot{x}^2 + x^2)$$

в отсутствие ударов. Из утверждения 1 следует, что для решения поставленной задачи о наихудшем возмущении достаточно ограничиться решением уравнения (1) с начальными условиями (3) при  $v_a(t)$ , заданном выражением (2), на интервале времени  $[0, t_*]$ , где  $t_* > 0$  – момент первого после начала движения обращения в нуль скорости осциллятора. На этом интервале скорость  $\dot{x}$  неотрицательна, и уравнение (1) упрощается, принимая в безразмерных переменных вид  $\ddot{x} + k\dot{x} + x = v(t)$ .

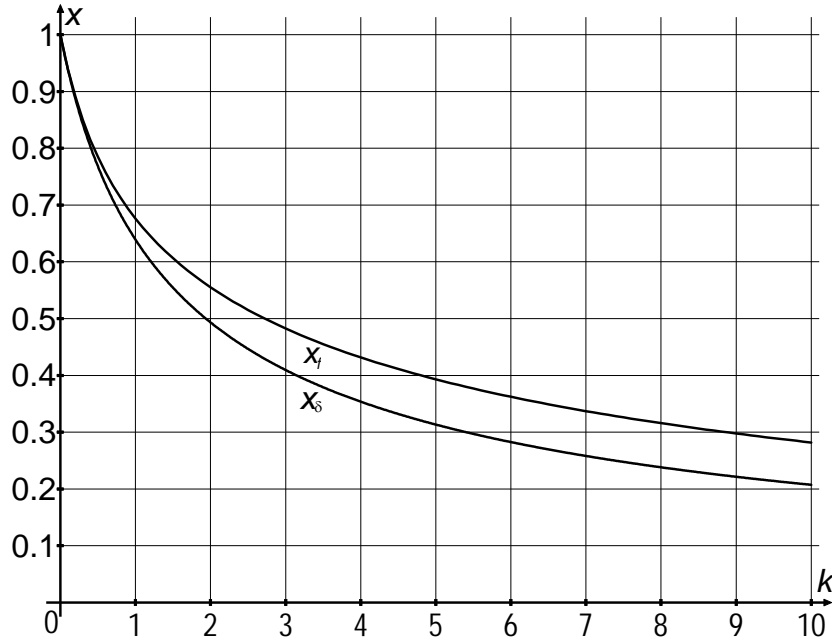


Рис. 1. Нижний график  $x_\delta$  описывает смещение при дельта-возмущении, даваемое возмущением  $v_a$  при  $a = 1$ . Верхний график  $x_f$  описывает смещение  $x(k)$

## 2. Результаты расчета.

Благодаря утверждению 1 задача 1 была сведена к задаче максимизации функции двух переменных  $x_f(a, x_0)$ :

$$x_f(a, x_0) = \frac{1}{2k} \left( 1 + W_+ \left( \left[ 2k^2 u_a^2 + 2kx_0 - 1 \right] e^{2kx_0 - 1} \right) \right),$$

$$u_a = \sqrt{\left( a^2 - \frac{1}{2k^2} \right) e^{-2kx_0} - \frac{1}{2k^2} (2kx_0 - 1) + 1 - a}$$

по переменным  $a, x_0$  в области

$$G_k = \{a, x_0 : 0 \leq a \leq 1, 0 \leq x_0 \leq x_1(a)\},$$

$$x_1(a) = \frac{1 + W_+((2k^2 a^2 - 1)e^{-1})}{2k}.$$

Здесь индекс  $k$  указывает на зависимость области от параметра  $k$ ,  $W_+$  – верхняя ветвь функции Ламберта,  $x_0$  – значение координаты  $x$ , при котором происходит второй удар,  $x_f(a, x_0)$  – наибольшее смещение при заданных величинах  $a, x_0$  и  $k$ . На языке Matlab была создана программа, максимизирующая наибольшее смещение  $x_f(a, x_0)$  по величинам  $a, x_0$  при заданном  $k$  и получены зависимости  $a(k), x_0(k), x_f(k)$ , описывающие значения параметров удара и смещение при наихудшем возмущении. На рисунке (1) нижний график  $x_\delta$  описывает смещение при дельта-возмущении, даваемое возмущением  $v_a$  при  $a = 1$ . Верхний график  $x_f$  описывает смещение  $x(k)$  полученное для наихудшего возмущения  $v_a(t)$  из (2).

Работа выполнена по теме государственного задания (№ госрегистрации 123021700055-6).

## Список литературы

1. Sevin E., Pilkey W. Optimum Shock and Vibration Isolation. Washington, DC: Shock and Vibration Information Analysis Center, 1971. 162 p.
2. Коловский М.З. Автоматическое управление виброзащитными системами. М.: Наука, 1976, 320 с.
3. Болотник Н.Н. Оптимизация амортизационных систем. М.: Наука, 1983, 256 с.
4. Balandin D.V., Bolotnik N.N., Pilkey W.D. Optimal Protection from Impact, Shock, and Vibration. Amsterdam: Gordon and Breach Science Publishers, 2001. 436 p.
5. Pilkey W.D., Balandin D.V., Bolotnik N.N., Crandal J.R., Purtsezov S.V. Injury Biomechanics and Control: Optimal Protection from Impact. Hoboken, NJ: Wiley and Sons, 2010. 286 p.
6. Ledezma-Ramirez D.F., Tapia-Gonzalez P.E., Ferguson N., Brennan M., Tang B. Recent Advances in Shock Vibration Isolation: An Overview and Future Possibilities // Applied Mechanics Reviews. 2019. Vol. 71, No. 6. <https://doi.org/10.1115/1.4044190>