

УДК 534.11

ЗАДАЧА О ПРОДОЛЬНОМ УДАРЕ ГРУЗА ПО СТЕРЖНЮ С ДВИЖУЩЕЙСЯ ГРАНИЦЕЙ

© Владислав Львович Литвинов

*Московский государственный университет им. М.В. Ломоносова, Москва, Россия**Самарский государственный технический университет, Самара, Россия*vladlitvinov@rambler.ru

Аннотация. С помощью аналитического метода замены переменных в системе функционально–разностных уравнений находится решение задачи о продольных колебаниях стержня переменной длины в случае, когда свободный движущийся конец стержня подвергается удару груза, перемещающегося вдоль оси стержня. Для решения задачи используется представление Даламбера. Как и в случае с неподвижными границами решение представляет собой суперпозицию прямой и обратной волн и имеет различные выражения на разных временных интервалах.

Ключевые слова: стержень переменной длины, удар груза по стержню, волновое уравнение, колебания систем с движущимися границами, законы движения границ.

THE PROBLEM OF LONGITUDINAL IMPACT OF A LOAD ON A ROD WITH MOVING BOUNDARIES

© Vladislav L. Litvinov

*Moscow State University, Moscow, Russia**Samara State Technical University, Samara, Russia*vladlitvinov@rambler.ru

Abstract. Using the analytical method of replacing variables in a system of functional-difference equations, an exact solution to the problem of longitudinal vibrations of a rod of variable length is found in the case when the free moving end of the rod is hit by a load moving along the axis of the rod. To solve the problem, the d'Alembert representation is used. As in the case with fixed boundaries, the solution is a superposition of the forward and backward waves and has different expressions at different time intervals.

Keywords: rod of variable length, load hit on the rod, wave equation, oscillations of systems with moving boundaries, laws of movement of boundaries.

1. Введение. Одномерные системы, границы которых движутся, широко распространены в технике (канаты грузоподъемных установок [1, 4, 8, 11–15, 21], гибкие звенья передач [1, 2, 5, 16, 19, 20], стержни твердого топлива [22], бурильные колонны [8] и т.д.). Наличие движущихся границ вызывает значительные затруднения при описании таких систем, поэтому здесь в основном используются приближенные методы решения [1–4, 8, 10, 16, 17,

20–22, 25]. Из аналитических методов наиболее эффективным является метод, предложенный в [5], который заключается в подборе новых переменных, останавливающих границы и оставляющих волновое уравнение инвариантным. В [6] решение ищется в виде суперпозиции двух волн, бегущих навстречу друг другу. Эффективен также метод, используемый в [7], заключающийся в замене геометрической переменной на чисто мнимую переменную, что позволяет свести волновое уравнение к уравнению Лапласа и применить для решения методику теории функций комплексного переменного.

Решения, полученные с помощью перечисленных методов, ограничены граничными условиями первого рода. К недостаткам методов относится также то, что в случае двух движущихся границ начальные условия, заданные при $t = 0$, не могут быть учтены.

Перечисленных недостатков лишен развиваемый в данной статье метод решения таких задач применительно к задаче о продольных колебаниях стержня переменной длины в случае, когда свободный движущийся конец стержня подвергается удару груза, перемещающегося вдоль оси стержня. В данном подходе удачно сочетается методика, используемая в [5, 6, 9, 18, 23, 24].

2. Постановка задачи. Рассмотрим продольные колебания цилиндрического стержня с движущейся границей, один конец которого закреплен, а другой свободен. В начальный момент времени $\tau = 0$ свободный движущийся конец стержня подвергается удару груза массы M , перемещающегося вдоль оси стержня со скоростью V .

Уравнение продольных колебаний однородного стержня имеет вид

$$U_{\tau\tau}(\xi, \tau) - a^2 U_{\xi\xi}(\xi, \tau) = 0. \quad (1)$$

Граничные условия

$$U(0, \tau) = 0; \quad (2)$$

$$m U_{\tau\tau}(\ell(\tau), \tau) = -a^2 U_{\xi}(\ell(\tau), \tau). \quad (3)$$

Начальные условия

$$U(\xi, 0) = 0, \quad 0 \leq \xi \leq \ell(0); \quad (4)$$

$$U_{\tau}(\xi, 0) = \begin{cases} 0, & 0 \leq \xi < \ell(0) \\ -V, & \xi = \ell(0). \end{cases} \quad (5)$$

Здесь $U(\xi, \tau)$ – продольное смещение точки объекта с координатой ξ в момент времени τ ;

$m = \frac{M}{\rho S}$; $a = \sqrt{E/\rho}$ – скорость распространения продольных волн в стержне; E – длительный модуль упругости материала стержня; ρ – линейная плотность массы; S – площадь поперечного сечения стержня; $\ell(\xi)$ – закон движения границы.

Начальное условие (5) означает, что в момент удара движущегося груза все промежуточные сечения имеют скорость, равную нулю, а скорость конца стержня равна скорости груза.

3. Решение задачи. Для решения задачи используем представление Даламбера. Не уменьшая общности, примем скорость распространения волн равной единице ($a = 1$). Общее решение уравнения (1) имеет вид:

$$U(\xi, \tau) = \varphi(\tau - \xi) + \psi(\tau + \xi), \quad (6)$$

где $\varphi(z)$ и $\psi(z)$ – произвольные функции, которые необходимо определить из начальных и граничных условий, z – независимая переменная.

Подставляя решение (6) в граничные условия (2) – (3), нетрудно получить следующую задачу:

$$\begin{cases} \varphi(\tau) + \psi(\tau) = 0; \\ m(\varphi''(\tau - \ell(\tau)) + \psi''(\tau + \ell(\tau))) = \varphi'(\tau - \ell(\tau)) - \psi'(\tau + \ell(\tau)). \end{cases} \quad (7)$$

В начальных условиях (4) – (5) переменная ξ принадлежит отрезку $[0, 1]$, т.к. по предположению $\ell(0)=1$. Подставляя решение (6) в начальные условия (4) – (5), получим:

$$\begin{cases} \varphi(-\xi) + \psi(\xi) = 0; & 0 \leq \xi \leq 1; \\ \varphi'(-\xi) + \psi'(\xi) = \begin{cases} 0, & 0 \leq \xi < 1 \\ -V, & \xi = 1. \end{cases} \end{cases} \quad (8)$$

Из первого граничного условия (7) следует $\varphi(z) = -\psi(z)$. Тогда решение (6) имеет вид

$$U(\xi, \tau) = \varphi(\tau - \xi) - \varphi(\tau + \xi). \quad (9)$$

В отличие от метода А.И. Весницкого [5, 6], где в дифференциальном уравнении вводятся новые переменные, останавливающие границы и оставляющие уравнение инвариантным, для упрощения задачи введем в систему (7) новые функции

$$\varphi(z) = r(g(z)); \psi(z) = R(G(z)). \quad (10)$$

Тогда решение (9) и система уравнений (7) примут вид

$$U(\xi, \tau) = r(g(\tau - \xi)) - r(g(\tau + \xi)); \quad (11)$$

$$\begin{cases} r(g(\tau)) + R(G(\tau)) = 0; \\ m(r''(g(\tau - \ell(\tau))) + R''(G(\tau + \ell(\tau)))) = r'(g(\tau - \ell(\tau))) - R'(G(\tau + \ell(\tau))). \end{cases} \quad (12)$$

Введем обозначения в первом уравнении системы (12):

$$g(\tau) = z; G(\tau) = z$$

и во втором уравнении этой же системы

$$g(\tau - \ell(\tau)) = z; G(\tau + \ell(\tau)) = z - 1.$$

Если функции $g(z)$ и $G(z)$ удовлетворяют системе функциональных уравнений

$$\begin{cases} g(\tau) = G(\tau); \\ g(\tau - \ell(\tau)) = G(\tau + \ell(\tau)) + 1, \end{cases} \quad (13)$$

то система (12) примет вид

$$\begin{cases} r(z) + R(z) = 0; \\ m(r''(z) + R''(z-1)) = r'(z) - R'(z-1). \end{cases} \quad (14)$$

Из первого уравнения системы (14) получим:

$$R(z) = -r(z). \quad (15)$$

Преобразуем начальные условия (8)

$$\begin{aligned} r(-z) - r(z) &= 0; \quad 0 \leq z \leq 1; \\ r'(-z) - r'(z) &= \begin{cases} 0, & 0 \leq z < 1 \\ -V, & z = 1. \end{cases} \end{aligned} \quad (16)$$

Из второго уравнения системы (16) следует, что

$$r'(z) = 0; \quad -1 < z < 1.$$

Таким образом, в этом же интервале $r(z)$ – постоянная. Примем

$$r(z) = 0, \quad -1 < z < 1. \quad (17)$$

Определим функцию $r(z)$ вне интервала $-1 < z < 1$. После подстановки (15) во второе уравнение системы (14) будем иметь:

$$r''(z) - \frac{1}{m} r'(z) = r''(z-1) + \frac{1}{m} r'(z-1). \quad (18)$$

Уравнение (18) дает возможность продолжить функцию $r(z)$ за пределы интервала $(-1; 1)$.

Из уравнения (18) сначала определим $r'(z)$ вне интервала $(-1; 1)$.

При $1 < z < 2$ согласно условию (17) правая часть уравнения (18) равна нулю, следовательно

$$r''(z) - \frac{1}{m} r'(z) = 0,$$

откуда

$$r'(z) = Ce^{\frac{z}{m}}, \quad (19)$$

где C – произвольная постоянная, которую необходимо найти из начальных условий.

Второе начальное условие (16) при $z = 1$ имеет вид:

$$r'(-1+0) - r'(1+0) = -V$$

или, в силу (17),

$$r'(1+0) = V. \quad (20)$$

Используя начальное условие (20) получим следующее выражение для $r'(z)$:

$$r'(z) = Ve^{\frac{z-1}{m}}, \quad 1 < z < 2. \quad (21)$$

Функция $r'(z)$ терпит разрыв в точке $z = 1$.

Поступая далее таким же образом, можно найти $r'(z)$ на интервалах $(2; 3)$, $(4; 5)$, $(6; 7)$...

Функция $r(z)$ определяется интегрированием выражения $r'(z)$. Постоянная интегрирования определяется из условия непрерывности функции $U(\xi, \tau)$ в точке $\xi = 1$. Это условие, если положить τ последовательно равным $0; 1; 2; \dots$, из решения (11) определяет уравнения:

$$\begin{aligned} 0 &= r(-1+0) - r(1+0), \\ r(0-0) - r(2-0) &= r(0+0) - r(2+0), \\ r(1-0) - r(3-0) &= r(1+0) - r(3+0) \end{aligned}$$

Из (17) имеем

$$\begin{aligned} r(0-0) &= r(0+0) = 0; \\ r(1+0) &= r(-1+0) = 0, \end{aligned}$$

следовательно

$$\begin{aligned} r(2-0) &= r(2+0); \\ r(3-0) &= r(3+0) \text{ и т.д.} \end{aligned}$$

Таким образом, выражение для $r(z)$ имеет вид

$$r(z) = mV \left(e^{\frac{z-1}{m}} - 1 \right), \quad 1 < z < 2. \quad (22)$$

Из (11), (17) и (22) следует, что при $0 < \tau < 1$ решение имеет вид

$$U(\xi, \tau) = -r(g(\tau + \xi)),$$

т.е. по стержню распространяется только обратная волна, идущая от конца $\xi = \ell(\tau)$, подвергнувшегося удару. При $\tau = 1$ она достигает закрепленного конца и при $1 < \tau < 2$ к ней прибавится отраженная волна $r(g(\tau - \xi))$ и решение будет иметь вид (11). Таким образом, $U(\xi, \tau)$ имеет различные выражения на интервалах $0 < \tau < 1$; $1 < \tau < 2$; $2 < \tau < 3$;...

4. Заключение. С помощью аналитического метода замены переменных в системе функционально-разностных уравнений на временном интервале $0 < \tau < 1$ построено точное решение задачи о продольных колебаниях стержня переменной длины в случае, когда свободный движущийся конец стержня подвергается удару груза, перемещающегося вдоль оси стержня. Используя данную методику можно получить решения задачи о колебаниях стержня на различных временных интервалах. Рассмотренная модель может быть использована, например, для анализа колебаний стержня твердого топлива, сгорающего с одного конца [22], а также для анализа колебаний бурового инструмента установок ударно-канатного бурения [8].

Список литературы

1. Савин Г.Н., Горошко О.А. Динамика нити переменной длины. – Киев: Наук.думка, 1962. - 332 стр.
2. Самарин Ю.П. Об одной нелинейной задаче для волнового уравнения в одномерном пространстве // Прикладная математика и механика. – 1964. – Т. 26, В. 3. – С. 77–80.
3. Анисимов В.Н., Литвинов В.Л. Исследование резонансных свойств механических объектов с движущимися границами при помощи метода Канторовича-Галеркина // Вестник Самарского государственного технического университета. Сер. «Физико-математические науки». – 2009. - 1 (18). - 149-158.
4. Горошко О.А., Савин Г.Н. Введение в механику деформируемых одномерных тел переменной длины – Киев: Наук.думка, 1971. - 270 стр.
5. Весницкий А.И. Волны в системах с движущимися границами и нагрузками. – М.: Физматлит, 2001. - 320 стр.
6. Весницкий А.И. Обратная задача для одномерного резонатора изменяющего во времени свои размеры // Изв. вузов. Радиофизика. – 1971. - (10). – С. 1538-1542.
7. Барсуков К.А., Григорян Г.А. К теории волновода с подвижными границами // Изв.вузов. – Радиофизика. – 1976. - (2). – С. 280-285.

8. *Литвинов В.Л., Анисимов В.Н.* Математическое моделирование и исследование колебаний одномерных механических систем с движущимися границами: монография / В. Л. Литвинов, В. Н. Анисимов - Самара: Самар. гос. техн. ун-т, 2017. - 149 с.
9. *Анисимов В.Н., Литвинов В.Л., Корпен И.В.* Об одном методе получения аналитического решения волнового уравнения, описывающего колебания систем с движущимися границами // Вестник Самарского государственного технического университета. Сер. «Физико-математические науки». – 2012. - 3 (28). – С. 145-151.
10. *Лежнева А.А.* Изгибные колебания балки переменной длины // Изв. АН СССР. Механика твердого тела. – 1970. – №1. – С. 159-161.
11. *Колосов Л.В., Жигула Т.И.* Продольно-поперечные колебания струны каната подъемной установки // Изв. Вузов. Горный журнал. - 1981. - № 3. - С. 83-86.
12. *Zhu W.D., Chen Y.* Theoretical and experimental investigation of elevator cable dynamics and control // J. Vibr. Acoust. - 2006. - № 1. - P. 66-78.
13. *Shi Y., Wu L., Wang Y.* Нелинейный анализ собственных частот тросовой системы // J. Vibr. Eng. - 2006. - № 2. - P.173-178.
14. *Wang L., Zhao Y.* Multiple internal resonances and non-planar dynamics of shallow suspended cables to the harmonic excitations // J. Sound Vib. - 2009. - № 1-2. - P. 1-14.
15. *Zhao Y., Wang L.* On the symmetric modal interaction of the suspended cable: three-to one internal resonance // J. Sound Vib. - 2006. - № 4-5. - P.1073-1093.
16. *Литвинов В.Л., Анисимов В.Н.* Поперечные колебания каната, движущегося в продольном направлении // Известия Самарского научного центра Российской академии наук. - 2017. - Т. 19, № 4. – С.161–165.
17. *Литвинов В.Л.* Исследование свободных колебаний механических объектов с движущимися границами при помощи асимптотического метода // Журн. Средневолжского математического общества. - 2014. - Т. 16, № 1. - С.83-88.
18. *Литвинов В.Л.* Решение краевых задач с движущимися границами при помощи метода замены переменных в функциональном уравнении // Журнал Средневолжского математического общества. – 2013. - Т. 15, № 3. – С. 112–119.
19. *Ерофеев В.И., Колесов Д.А., Лисенкова Е.Е.* Исследование волновых процессов в одномерной системе, лежащей на упруго–инерционном основании, с движущейся нагрузкой // Вестник научно–технического развития. – 2013. - № 6 (70). – С. 18–29.
20. *Литвинов В.Л.* Поперечные колебания вязкоупругого каната, лежащего на упругом основании, с учетом влияния сил сопротивления среды // Вестник научно– технического развития. – 2015. - № 4 (92). — С. 29–33.
21. *Литвинов В.Л.* Продольные колебания каната переменной длины с грузом на конце // Вестник научно–технического развития. – 2016. - № 1 (101). — С. 19–24.
22. *Литвинов В.Л.* Точное и приближенное решения задачи о колебаниях стержня переменной длины // Вестник научно– технического развития. – 2017. - № 9 (121). — С. 46–57.
23. *Анисимов В. Н., Литвинов В.Л.* Аналитический метод решения волнового уравнения с широким классом условий на движущихся границах // Вестник научно– технического развития. – 2016. - № 2 (102). — С. 28–35.
24. *Кошляков Н.С. Глинер Э.Б. Смирнов М.М.* Уравнения в частных производных математической физики. - М.: Высшая школа, 1970.
25. *Литвинов В.Л., Анисимов В.Н.* Применение метода Канторовича – Галеркина для решения краевых задач с условиями на движущихся границах // Известия Российской академии наук. Механика твердого тела. 2018. №2. С. 70-77.

Дата поступления: 3 апреля 2020 г.