

УДК 534.1

ПОСТАНОВКА САМОСОГЛАСОВАННЫХ ЗАДАЧ ДИНАМИКИ ДВУМЕРНЫХ СИСТЕМ С ДВИЖУЩИМИСЯ ЗАКРЕПЛЕНИЯМИ И НАГРУЗКАМИ

© Елена Евгеньевна Лисенкова^{1,2}

¹Институт проблем машиностроения Российской академии наук

²Нижегородский институт управления – Филиал Российской академии народного хозяйства и государственной службы при Президенте Российской Федерации, Нижний Новгород, Россия

EELissen@yandex.ru

Аннотация. Выведены постановки самосогласованных задач о движении одномерного объекта (стержень) по двумерным направляющим: пластина, плита. Получены энергетические соотношения типа уравнения Умова-Пойнтинга.

Ключевые слова: самосогласованная задача, двумерная система, движущееся закрепление.

FORMULATION OF SELF-CONSISTENT PROBLEM DYNAMICS OF TWO-DIMENSIONAL SYSTEMS BEARERS MOVING LOAD

Elena E. Lisenkova^{1,2}

¹Mechanical Engineering Research Institutes, Russian Academy of Sciences

²Nizhegorodsky Management Institute - Branch of the Russian Academy of National Economy and Public Administration under the President of the Russian Federation, Nizhny Novgorod, Russia

EELissen@yandex.ru

Abstract. Prepared statement of self-consistent problems on the motion of one-dimensional object (rod) in a two-dimensional guide: plate stove. Energy correlations obtained equation type Umov-Poynting.

Keywords: self-consistent, two-dimensional system, moving consolidation.

Исследованию динамического поведения двумерных упругих систем с движущимися нагрузками посвящено большое количество публикаций (см., например, литературу в [1,2]). Однако в них рассматривались лишь частные вопросы, а именно, в основном речь шла о вынужденных колебаниях пластин под действием движущихся нагрузок. Исключение составляют работы [3,4], в которых приводятся постановки краевых задач динамики двумерных систем с движущимися нагрузками и закреплениями, исходя из вариационного принципа Гамильтона-Остроградского. Ниже обобщаются, полученные в [3,4], результаты на случай, когда лагранжианы двумерной и одномерной систем зависят от смешанных производных по пространственной и временной переменным. Получены законы изменения энергии и волнового импульса как для всей сложной системы в целом «направляющая+движущийся объект», так и для отдельных ее частей.

1. Рассмотрим двумерную систему, имеющую форму полосы шириной $0 \leq y \leq b_0$ и длиной $x_1 \leq x \leq x_2$, вдоль которой безотрывно движется по неизвестному закону $x = \ell(y, t)$ одномерная нагрузка или закрепление, обладающие упругими и инерционными свойствами. В качестве одномерного объекта может выступать струна, балка и т.п.

Пусть $D = \{(x, y, t): x_1 \leq x \leq x_2, 0 \leq y \leq b_0, t_1 \leq t \leq t_2\}$ – некоторая область в пространстве xyt , где x, y – пространственные переменные, t – время; $D_0 = \{(y, t): 0 \leq y \leq b_0, t_1 \leq t \leq t_2\}$ – проекция области D на плоскость yt . Поверхность $x = \ell(y, t)$, $(y, t) \in D_0$ делит область D на части D_1 и D_2 [4]. Колебания двумерной системы описывается некоторой непрерывной в D вектор-функцией

$$\mathbf{u}(x, y, t) = \begin{cases} {}^1\mathbf{u}(x, y, t) = \{ {}^1u_1(x, y, t), \dots, {}^1u_n(x, y, t) \} & (x, y, t) \in D_1 \\ {}^2\mathbf{u}(x, y, t) = \{ {}^2u_1(x, y, t), \dots, {}^2u_n(x, y, t) \} & (x, y, t) \in D_2 \end{cases}$$

Причем вектор-функции ${}^1\mathbf{u}(x, y, t)$, ${}^2\mathbf{u}(x, y, t)$ дважды непрерывно дифференцируемы в областях D_1 и D_2 соответственно. Будем полагать, что плотность функции Лагранжа $\lambda(x, y, t, \mathbf{u}, \mathbf{u}_x, \mathbf{u}_y, \mathbf{u}_t, \mathbf{u}_{xx}, \mathbf{u}_{xt}, \mathbf{u}_{xy}, \mathbf{u}_{yt}, \mathbf{u}_{yy})$ двумерной системы зависит от вектор-функции обобщенных координат и ее производных до второго порядка включительно, кроме того,

$$\lambda = \begin{cases} {}^1\lambda & \text{при } x < \ell(y, t) \\ {}^2\lambda & \text{при } x > \ell(y, t) \end{cases}$$

В отличие от [3, 4], здесь учитываются смешанные производные обобщенных координат по пространственной и временной переменным. Такое представление позволяет описывать многие линейные и нелинейные модели упругих систем, в том числе с учетом влияния инерции вращения элемента тела [3,5]. Одномерный объект характеризуется плотностью функции

$$L = L(y, t, \ell, \ell_t, \ell_y, \ell_{yy}, \ell_{yt}, {}^0\mathbf{u}, {}^0\mathbf{u}_t, {}^0\mathbf{u}_y, {}^0\mathbf{u}_{yy}, {}^0\mathbf{u}_{yt}, {}^0\mathbf{w}, {}^0\mathbf{w}_t, {}^0\mathbf{w}_y, {}^0\mathbf{w}_{yy}, {}^0\mathbf{w}_{yt}),$$

которая имеет в качестве одной из обобщенных координат закон движения $\ell(y, t)$, являющийся неизвестной функцией задачи; ${}^0\mathbf{u}(y, t) = {}^j\mathbf{u}(\ell(y, t), y, t)$, ${}^0\mathbf{w}(y, t) = {}^j\mathbf{w}_x(\ell(y, t), y, t)$; $j=1,2$ соответствует областям слева и справа от движущегося объекта; $L, {}^1\lambda, {}^2\lambda$ – дважды непрерывно дифференцируемые функции по совокупности своих аргументов.

Динамическое поведение направляющей и движущегося по ней объекта взаимно обусловлено, а именно: характер колебаний двумерной системы зависит от закона движения объекта, а движение последнего происходит как под действием внешних сил, так и сил реакции со стороны направляющей.

Следуя методике постановок краевых задач, разработанной в [1, 3, 6] на основе вариационного принципа Гамильтона-Остроградского, получим уравнения согласованного динамического поведения всей сложной системы «направляющая+движущийся объект» в целом:

$$\begin{aligned} & \lambda_{\mathbf{u}} - \frac{\partial}{\partial x} \lambda_{\mathbf{u}_x} - \frac{\partial}{\partial y} \lambda_{\mathbf{u}_y} - \frac{\partial}{\partial t} \lambda_{\mathbf{u}_t} + \frac{\partial^2}{\partial x^2} \lambda_{\mathbf{u}_{xx}} + \frac{\partial^2}{\partial x \partial y} \lambda_{\mathbf{u}_{xy}} + \frac{\partial^2}{\partial y^2} \lambda_{\mathbf{u}_{yy}} + \\ & + \frac{\partial^2}{\partial x \partial t} \lambda_{\mathbf{u}_{xt}} + \frac{\partial^2}{\partial y \partial t} \lambda_{\mathbf{u}_{yt}} = -\mathbf{q} \quad (x, y, t) \in \text{Int}D_j, \quad j = 1, 2 \end{aligned} \quad (1.1)$$

$$L_0_{\mathbf{u}} - \frac{\partial}{\partial t} L_0_{\mathbf{u}_t} - \frac{\partial}{\partial y} L_0_{\mathbf{u}_y} + \frac{\partial^2}{\partial y^2} L_0_{\mathbf{u}_{yy}} + \frac{\partial^2}{\partial y \partial t} L_0_{\mathbf{u}_{yt}} = [\mathbf{N}] - \mathbf{q}_1 \quad (y, t) \in D_0 \quad (1.2)$$

$$L_0_{\mathbf{w}} - \frac{\partial}{\partial t} L_0_{\mathbf{w}_t} - \frac{\partial}{\partial y} L_0_{\mathbf{w}_y} + \frac{\partial^2}{\partial y^2} L_0_{\mathbf{w}_{yy}} + \frac{\partial^2}{\partial y \partial t} L_0_{\mathbf{w}_{yt}} = [\mathbf{M}] - \mathbf{q}_2 \quad (y, t) \in D_0 \quad (1.3)$$

$$L_\ell - \frac{\partial}{\partial t} L_{\ell_t} - \frac{\partial}{\partial y} L_{\ell_y} + \frac{\partial^2}{\partial y^2} L_{\ell_{yy}} + \frac{\partial^2}{\partial y \partial t} L_{\ell_{yt}} = [F] - q_3 \quad (y, t) \in D_0 \quad (1.4)$$

$$\mathbf{u}(\ell - 0, y, t) = \mathbf{u}(\ell + 0, y, t) = {}^0\mathbf{u}(y, t) \quad (y, t) \in D_0 \quad (1.5)$$

$$\mathbf{u}_x(\ell - 0, y, t) = \mathbf{u}_x(\ell + 0, y, t) = {}^0\mathbf{w}(y, t) \quad (y, t) \in D_0 \quad (1.6)$$

Здесь $F = \lambda - (\mathbf{u}_x \mathbf{N} + \mathbf{u}_{xx} \mathbf{M})$,

$$\mathbf{N} = \lambda_{\mathbf{u}_x} - \frac{\partial}{\partial x} \lambda_{\mathbf{u}_{xx}} - \frac{\partial}{\partial y} \lambda_{\mathbf{u}_{xy}} - \frac{\partial}{\partial t} \lambda_{\mathbf{u}_{xt}} - \ell_y \left(\lambda_{\mathbf{u}_y} - 2 \frac{\partial}{\partial y} \lambda_{\mathbf{u}_{yy}} - \frac{\partial}{\partial t} \lambda_{\mathbf{u}_{yt}} \right) + \\ + \ell_{yy} \lambda_{\mathbf{u}_{yy}} + \ell_y^2 \frac{\partial}{\partial x} \lambda_{\mathbf{u}_{yy}} - \ell_t \left(\lambda_{\mathbf{u}_t} - \frac{\partial}{\partial y} \lambda_{\mathbf{u}_{yt}} - \ell_y \frac{\partial}{\partial x} \lambda_{\mathbf{u}_{yt}} \right) + \ell_{yt} \lambda_{\mathbf{u}_{yt}},$$

$$\mathbf{M} = \lambda_{\mathbf{u}_{xx}} - \ell_y (\lambda_{\mathbf{u}_{xy}} - \ell_y \lambda_{\mathbf{u}_{yy}}) - \ell_t (\lambda_{\mathbf{u}_{xt}} - \ell_y \lambda_{\mathbf{u}_{yt}}),$$

$$[A(x, y, t)] = A(\ell(y, t) + 0, y, t) - A(\ell(y, t) - 0, y, t),$$

$$\lambda_{\mathbf{a}} = \left(\frac{\partial \lambda}{\partial a_1}, \dots, \frac{\partial \lambda}{\partial a_n} \right), \quad L_{\mathbf{a}} = \left(\frac{\partial L}{\partial a_1}, \dots, \frac{\partial L}{\partial a_n} \right) \quad \text{при } \mathbf{a} = (a_1, \dots, a_n)$$

В правые части соотношений (1.1)-(1.4), как это обычно делается, введены добавки, учитывающие действия сторонних и диссипативных сил, учет которых при постановке вариационных задач сопряжен с некоторыми трудностями. \mathbf{N} , \mathbf{M} – плотности обобщенных сил, действующих со стороны двумерной системы, F – линейная плотность сил давления волн со стороны двумерной направляющей. Уравнение (1.1) описывает динамику двумерной системы; (1.2)-(1.4) – баланса обобщенных сил на движущейся границе, причем (1.4) есть закон движения объекта относительно упругой полосы; соотношения (1.5), (1.6) – определяют условия непрерывности двумерной системы и безотрывного движения вдоль нее объекта. В случае заданного закона движения, (1.4) определяет силу, необходимую для поддержания такого движения.

Для полной постановки задачи (1.1)-(1.6) необходимо добавить условия на краях полосы и согласованные начальные условия.

2. Выявить различные причины динамических эффектов, связанных с взаимодействием волн с движущимися объектами, а также определить интегралы движения, представляющие традиционный интерес при изучении динамического поведения механических систем, помогают законы изменения энергии и импульса. Из уравнений (1.1)-(1.6) можно получить законы изменения энергии и импульса как для всей сложной системы в целом, так и для отдельных ее частей.

Зададимся целью получить уравнения изменения энергии малого элемента σ двумерной системы. Умножим скалярно уравнение (1.1) на $\mathbf{u}_t(x, y, t)$ и преобразуем к виду

$$\frac{\partial h}{\partial t} + \operatorname{div} \mathbf{S} = -\lambda_t + \mathbf{q} \mathbf{u}_t \quad (2.1)$$

где $h = \mathbf{u}_t \lambda_{\mathbf{u}_t} + \mathbf{u}_{xt} \lambda_{\mathbf{u}_{xt}} + \mathbf{u}_{yt} \lambda_{\mathbf{u}_{yt}} - \lambda$ – плотность функции Гамильтона, \mathbf{S} – вектор с компонентами

$$S_x = \mathbf{u}_t \left(\lambda_{\mathbf{u}_x} - \frac{\partial}{\partial x} \lambda_{\mathbf{u}_{xx}} - \frac{1}{2} \frac{\partial}{\partial y} \lambda_{\mathbf{u}_{xy}} - \frac{\partial}{\partial t} \lambda_{\mathbf{u}_{xt}} \right) + \mathbf{u}_{xt} \lambda_{\mathbf{u}_{xx}} + \frac{1}{2} \mathbf{u}_{yt} \lambda_{\mathbf{u}_{xy}} \quad (2.2)$$

$$S_y = \mathbf{u}_t \left(\lambda_{\mathbf{u}_y} - \frac{\partial}{\partial y} \lambda_{\mathbf{u}_{yy}} - \frac{1}{2} \frac{\partial}{\partial x} \lambda_{\mathbf{u}_{xy}} - \frac{\partial}{\partial t} \lambda_{\mathbf{u}_{yt}} \right) + \mathbf{u}_{yt} \lambda_{\mathbf{u}_{yy}} + \frac{1}{2} \mathbf{u}_{xt} \lambda_{\mathbf{u}_{xy}}$$

Проинтегрируем (2.1) по размерам элемента σ и, применив ко второму слагаемому в левой части теорему Гаусса-Остроградского, получим

$$\frac{\partial}{\partial t} \iint_{\sigma} h dx dy + \oint_{\gamma} S_n d\tau = \iint_{\sigma} (-\lambda_t + \mathbf{q} \mathbf{u}_t) dx dy \quad (2.3)$$

Первое слагаемое в левой части (2.3) есть скорость изменения энергии рассматриваемого элемента двумерной системы, следовательно, второе слагаемое есть поток энергии через границу γ , а вектор \mathbf{S} – плотность этого потока – количество энергии, протекающее в единицу времени через единицу длины ограничивающего σ контура. Вектор плотности потока энергии (2.2), часто называемый вектором Умова-Пойнтинга, широко используется в электродинамике и механике сплошных сред [7-9] для описания волновых процессов. Справа в (2.3) стоят мощность источника, изменяющего параметры системы, и работа, совершаемая в единицу времени внешними силами.

Для получения уравнений переноса волнового импульса умножим уравнение колебаний направляющей (1.1) на \mathbf{u}_x и \mathbf{u}_y , и приведем к виду

$$\frac{\partial \mathbf{p}}{\partial t} + \text{div } T = \mathbf{F}_{\text{от}} - \mathbf{q} \text{ grad } \mathbf{u} \quad (2.4)$$

где $\mathbf{p} = \{p_x, p_y\}$ – вектор плотности волнового импульса с компонентами

$$p_x = -\mathbf{u}_x \lambda_{\mathbf{u}_t} - \mathbf{u}_{xx} \lambda_{\mathbf{u}_{xt}} - \mathbf{u}_{yx} \lambda_{\mathbf{u}_{yt}} \quad (2.5)$$

$$p_y = -\mathbf{u}_y \lambda_{\mathbf{u}_t} - \mathbf{u}_{xy} \lambda_{\mathbf{u}_{xt}} - \mathbf{u}_{yy} \lambda_{\mathbf{u}_{yt}}$$

$T = \begin{vmatrix} T_{xx} & T_{xy} \\ T_{yx} & T_{yy} \end{vmatrix}$ – тензор плотности потока волнового импульса с компонентами

$$T_{xx} = \lambda - \left\{ \mathbf{u}_x \left(\lambda_{\mathbf{u}_x} - \frac{\partial}{\partial x} \lambda_{\mathbf{u}_{xx}} - \frac{1}{2} \frac{\partial}{\partial y} \lambda_{\mathbf{u}_{xy}} - \frac{\partial}{\partial t} \lambda_{\mathbf{u}_{xt}} \right) + \mathbf{u}_{xx} \lambda_{\mathbf{u}_{xx}} + \frac{1}{2} \mathbf{u}_{xy} \lambda_{\mathbf{u}_{xy}} \right\} \quad (2.6)$$

$$T_{xy} = - \left\{ \mathbf{u}_y \left(\lambda_{\mathbf{u}_x} - \frac{\partial}{\partial x} \lambda_{\mathbf{u}_{xx}} - \frac{1}{2} \frac{\partial}{\partial y} \lambda_{\mathbf{u}_{xy}} - \frac{\partial}{\partial t} \lambda_{\mathbf{u}_{xt}} \right) + \mathbf{u}_{xy} \lambda_{\mathbf{u}_{xx}} + \frac{1}{2} \mathbf{u}_{yy} \lambda_{\mathbf{u}_{xy}} \right\},$$

$$T_{yx} = - \left\{ \mathbf{u}_x \left(\lambda_{\mathbf{u}_y} - \frac{\partial}{\partial y} \lambda_{\mathbf{u}_{yy}} - \frac{1}{2} \frac{\partial}{\partial x} \lambda_{\mathbf{u}_{xy}} - \frac{\partial}{\partial t} \lambda_{\mathbf{u}_{yt}} \right) + \mathbf{u}_{xy} \lambda_{\mathbf{u}_{yy}} + \frac{1}{2} \mathbf{u}_{xx} \lambda_{\mathbf{u}_{xy}} \right\},$$

$$T_{yy} = \lambda - \left\{ \mathbf{u}_y \left(\lambda_{\mathbf{u}_y} - \frac{\partial}{\partial y} \lambda_{\mathbf{u}_{yy}} - \frac{1}{2} \frac{\partial}{\partial x} \lambda_{\mathbf{u}_{xy}} - \frac{\partial}{\partial t} \lambda_{\mathbf{u}_{yt}} \right) + \mathbf{u}_{yy} \lambda_{\mathbf{u}_{yy}} + \frac{1}{2} \mathbf{u}_{xy} \lambda_{\mathbf{u}_{xy}} \right\}$$

Плотность потока импульса через границы элемента двумерной системы есть не что иное, как плотность действующей на этот элемент силы, поэтому тензор (2.6) часто называют тензором напряжений [8]. Справа в уравнении (2.4) стоят вектор плотности сил отдачи $\mathbf{F}_{от} = \{\lambda_x, \lambda_y\}$, возникающих из-за распределенного отражения волн при их распространении в неограниченной системе, и вектор плотности внешних сил.

С целью получения уравнений переноса энергии и импульса вдоль движущейся одномерной системы, умножим (1.2)-(1.4) на соответствующие частные производные первого

$$\frac{\partial h^0}{\partial t} + \frac{\partial S^0}{\partial t} = - {}^0 \mathbf{u}_t ([\mathbf{N}] - \mathbf{q}_1) - {}^0 \mathbf{w}_t ([\mathbf{M}] - \mathbf{q}_2) - \ell_t ([F] - q_3) - L_t \quad \text{порядка обобщенных}$$

координат ${}^0 \mathbf{u}(y, t)$, ${}^0 \mathbf{w}(y, t)$, $\ell(y, t)$ и приведем к виду

$$\frac{\partial p^0}{\partial t} + \frac{\partial T^0}{\partial t} = {}^0 \mathbf{u}_y ([\mathbf{N}] - \mathbf{q}_1) + {}^0 \mathbf{w}_y ([\mathbf{M}] - \mathbf{q}_2) + \ell_y ([F] - q_3) + L_y \quad (2.7)$$

Здесь $h^0 = {}^0 \mathbf{u}_t L_{0 \mathbf{u}_t} + {}^0 \mathbf{w}_t L_{0 \mathbf{w}_t} + \ell_t L_{\ell_t} + {}^0 \mathbf{u}_{yt} L_{0 \mathbf{u}_{yt}} + {}^0 \mathbf{w}_{yt} L_{0 \mathbf{w}_{yt}} + \ell_{yt} L_{\ell_{yt}} - L$ –

плотность функции Гамильтона движущегося объекта,

$$S^0 = {}^0 \mathbf{u}_t \left(L_{0 \mathbf{u}_y} - \frac{\partial}{\partial t} L_{0 \mathbf{u}_{yt}} - \frac{\partial}{\partial y} L_{0 \mathbf{u}_{yy}} \right) + {}^0 \mathbf{w}_t \left(L_{0 \mathbf{w}_y} - \frac{\partial}{\partial t} L_{0 \mathbf{w}_{yt}} - \frac{\partial}{\partial y} L_{0 \mathbf{w}_{yy}} \right) +$$

$+\ell_t \left(L_{\ell_y} - \frac{\partial}{\partial t} L_{\ell_{yt}} - \frac{\partial}{\partial y} L_{\ell_{yy}} \right) + {}^0 \mathbf{u}_{yt} L_{0 \mathbf{u}_{yy}} + {}^0 \mathbf{w}_{yt} L_{0 \mathbf{w}_{yy}} + \ell_{yt} L_{\ell_{yy}}$ – плотность потока

энергии, $p^0 = - {}^0 \mathbf{u}_y L_{0 \mathbf{u}_t} - {}^0 \mathbf{w}_y L_{0 \mathbf{w}_t} - \ell_y L_{\ell_t} - {}^0 \mathbf{u}_{yy} L_{0 \mathbf{u}_{yt}} - {}^0 \mathbf{w}_{yy} L_{0 \mathbf{w}_{yt}} - \ell_{yy} L_{\ell_{yt}}$ –

плотность волнового импульса,

$$T^0 = L - {}^0 \mathbf{u}_y \left(L_{0 \mathbf{u}_y} - \frac{\partial}{\partial t} L_{0 \mathbf{u}_{yt}} - \frac{\partial}{\partial y} L_{0 \mathbf{u}_{yy}} \right) - {}^0 \mathbf{w}_y \left(L_{0 \mathbf{w}_y} - \frac{\partial}{\partial t} L_{0 \mathbf{w}_{yt}} - \frac{\partial}{\partial y} L_{0 \mathbf{w}_{yy}} \right) -$$

$-\ell_y \left(L_{\ell_y} - \frac{\partial}{\partial t} L_{\ell_{yt}} - \frac{\partial}{\partial y} L_{\ell_{yy}} \right) - {}^0 \mathbf{u}_{yy} L_{0 \mathbf{u}_{yy}} - {}^0 \mathbf{w}_{yy} L_{0 \mathbf{w}_{yy}} - \ell_{yy} L_{\ell_{yy}}$ – плотность

потока волнового импульса, L_t , L_y – мощность источника, изменяющего параметры объекта, и плотность сил отдачи соответственно.

Интегрируя уравнения переноса энергии (2.1) и волнового импульса (2.4) по площади σ , которая разделена движущимся объектом на две (σ_1, σ_2) , а (2.7) вдоль $y \in [0, b_0]$,

находим уравнения изменения энергии направляющей:
$$H^j = \iint_{\sigma_j} h dx dy$$

$$\frac{dH^j}{dt} = - \oint_{\Gamma_j} S_n^j d\tau - (-1)^j \int_0^{b_0} \ell_t h^j \Big|_{x=\ell} dy + \iint_{\sigma_j} (-\lambda_t^j + \mathbf{q}^j \mathbf{u}_t^j) dx dy \quad (2.8)$$

движущейся одномерной системы $H^0 = \int_0^{b_0} h^0 dy$:

$$\frac{dH^0}{dt} = - [S^0]_0^{b_0} - \int_0^{b_0} \left\{ {}^0 \mathbf{u}_t ([\mathbf{N}] - \mathbf{q}_1) + {}^0 \mathbf{w}_t ([\mathbf{M}] - \mathbf{q}_2) + \ell_t ([F] - q_3) + L_t \right\} dy \quad (2.9)$$

а также выражения для скорости изменения волновых импульсов двумерной

($\mathbf{P}^j = \iint_{\sigma_j} \mathbf{p}^j dx dy$) и одномерной ($P^0 = \int_0^{b_0} p^0 dy$) систем:

$$\frac{d\mathbf{P}^j}{dt} = - \oint_{\Gamma_j} T_n^j d\tau - (-1)^j \int_0^{b_0} \ell_t \mathbf{p}^j \Big|_{x=\ell} dy + \iint_{\sigma_j} (\mathbf{F}_{от}^j - \mathbf{q}^j \text{grad } \mathbf{u}^j) dx dy$$

$$\frac{dP^0}{dt} = - [T^0]_0^{b_0} + \int_0^{b_0} \left\{ {}^0 \mathbf{u}_y ([\mathbf{N}] - \mathbf{q}_1) + {}^0 \mathbf{w}_y ([\mathbf{M}] - \mathbf{q}_2) + \ell_y ([F] - q_3) + L_y \right\} dy$$

Индекс $j=1,2$ соответствует областям слева и справа от движущегося объекта, а $\Gamma_{1,2}$ – контуры, ограничивающие области $\sigma_{1,2}$. Складывая (2.8) и (2.9), получим уравнение изменения энергии всей сложной системы в целом «направляющая+движущийся объект».

3. В качестве примера рассмотрим движение одномерной нагрузки вдоль однородной пластины, имеющей форму полосы. Для лагранжиана пластины простейшей модели с учетом инерции вращения ее элемента при изгибе имеем выражение [1]

$$\lambda = \frac{1}{2} \left\{ \rho h_* u_t^2 + \frac{\rho h_*^3}{12} (u_{xt}^2 + u_{yt}^2) - \frac{h_*^3}{6} \left(\frac{\Lambda + 2\mu}{2} (u_{xx} + u_{yy})^2 + 2\mu (u_{xy}^2 - u_{xx} u_{yy}) \right) - k u^2 \right\}$$

Здесь ρh_* – поверхностная плотность, Λ, μ – константы Лямэ, h_* – толщина пластины, k – коэффициент упругости основания, $u(x,y,t)$ – поперечное смещение пластины.

Пусть механический объект представляет собой стержень, совершающий изгибные и крутильные колебания, лагранжиан которого имеет вид

$$L = \frac{1}{2} \left\{ \rho_0 F_0 ({}^0 u_t^2 + \ell_t^2) + \rho_0 I_x {}^0 u_{yt}^2 + \rho_0 I_0 \varphi_t^2 - E_0 (I_x {}^0 u_{yy}^2 + I_z \ell_{yy}^2) - G_0 I_0 \varphi_y^2 - k_0 {}^0 u^2 \right\}$$

где $\rho_0 F_0$ – погонная плотность, I_0, I_x, I_z – полярный момент инерции и моменты инерции поперечного сечения стержня относительно осей ox и oz соответственно. G_0 – модуль сдвига, k_0 – коэффициент упругости, ${}^0 u(y,t), \varphi(y,t)$ – поперечное смещение и угол поворота сечения стержня.

Подставляя выражения λ, L в (1.1)-(1.6), получим, что изгибные колебания пластины описываются решением уравнения

$$\rho h_* u_{tt} - \frac{\rho h_*^3}{12} \frac{\partial^2}{\partial t^2} \Delta u + \frac{(\Lambda + 2\mu) h_*^3}{12} \Delta \Delta u + k u = 0$$

удовлетворяющим на движущейся границе $x = \ell(y,t)$ условиям неразрывности пластины

$${}^0u(y, t) = u(\ell - 0, y, t) = u(\ell + 0, y, t)$$

отсутствия у нее изломов

$$\varphi(y, t) = u_x(\ell - 0, y, t) = u_x(\ell + 0, y, t)$$

уравнениям баланса изгибающих моментов

$$\rho_0 I_0 \varphi_{tt} - G_0 I_0 \varphi_{yy} = -[M] + q_2$$

и поперечных сил

$$\rho_0 F_0 {}^0u_{tt} - \rho_0 I_x {}^0u_{yyt} + E_0 I_x {}^0u_{yyuy} + k_0 {}^0u = -[N] + q_1$$

Уравнение

$$\rho_0 F_0 \ell_{tt} + \rho_0 I_z \ell_{yyuy} = -[F] + q_3$$

определяет закон движения упругого стержня по пластине под действием внешних сил и сил давления изгибных волн пластины. Здесь

$$M = -\frac{h_*^3}{12} \left\{ (\Lambda + 2\mu) (u_{xx} + \ell_y^2 u_{yy}) - 4\mu \ell_y u_{xy} + \Lambda (u_{yy} + \ell_y^2 u_{xx}) + \rho \ell_t (u_{xt} - \ell_y u_{yt}) \right\},$$

$$N = \frac{h_*^3}{12} \left\{ (\Lambda + 2\mu) (u_{xxx} + (1 - \ell_y^2) u_{xyy} - 2\ell_y u_{yyy} - \ell_{yy} u_{yy}) + 2\mu u_{xyy} - \right. \\ \left. - \Lambda (2\ell_y u_{xxy} + \ell_{yy} u_{xx} + \ell_y^2 u_{xxx}) - \rho (u_{xtt} - \ell_y u_{ytt} - \ell_{yt} u_{yt}) - \right. \\ \left. - \rho \ell_t \left(\frac{12}{h_*^2} u_t - u_{yyt} - \ell_y u_{xyt} \right) \right\},$$

$$F = \lambda - (u_x N + u_{xx} M)$$

– соответственно изгибающие моменты, поперечные силы и силы давления волн, действующие на стержень со стороны пластины.

Добавив краевые условия на границах $0 \leq y \leq b_0$, $x_1 \leq x \leq x_2$ пластины и согласованные начальные условия, будем иметь полную постановку начально-краевой задачи.

*Работа выполнена при поддержке Российского научного фонда
(грант № 14-19-01637).*

Список литературы

1. Весницкий А.И. Волны в системах с движущимися границами и нагрузками. – М.: Физматлит. 2001. – 320 с.
2. Козин В.М., Жесткая В.Д., Погорелова А.В., Чижиумов С.Д., Джабраилов М.Р., Морозов В.С., Кустов А.Н. Прикладные задачи динамики ледяного покрова. – М.: Изд-во «Академия Естествознания». 2008. – 330 с.
3. Болдин В.П., Весницкий А.И. Краевые задачи динамики двумерных упругих систем с движущимися нагрузками и закреплениями // Машиноведение. 1989. № 1. С. 70-75.
4. Болдин В.П., Маланов С.Б., Уткин Г.А. Постановка краевых задач динамики двумерных систем с движущимися нагрузками и закреплениями // ПММ. 1992. Т. 56. Вып. 1. С. 34-39.
5. Вибрации в технике. Т. 1. Колебания линейных систем / Под. ред. В.В. Болотина – 2-е изд. М.: Машиностроение. 1999. 504 с.
6. Весницкий А.И. Избранные труды по механике. – Изд. «Наш дом». Н.Новгород. 2010. – 248 с.
7. Ландау Л.Д., Лифшиц Е.М. Электродинамика сплошных сред. – Изд. 4-е, стереотип. – М.: Физматлит, 2003. – 656 с.

8. Ландау Л.Д., Лифшиц Е.М. Теория поля. – Изд. 8-е, стереотип. — М.: Физматлит. 2006. — 534 с.
9. Ландау Л.Д., Лифшиц Е.М. Механика сплошных сред. – М.: Гостехтеоретиздат. 1953. – 788 с.