

## К ПРОБЛЕМЕ ПОСТРОЕНИЯ ОПЕРАТОРНЫХ УРАВНЕНИЙ ДВИЖЕНИЯ ДЛЯ 2D СИСТЕМ

Крупенин В. Л.  
Институт машиноведения РАН  
Москва, Россия

## TO THE PROBLEM OF CONSTRUCTION OF THE OPERATIONAL EQUATIONS FOR 2D SYSTEMS

Krupenin V.L.  
Mechanical Engineering Research Institute RAS  
Moscow, Russia

1. В работе выводятся операторные и интегральные уравнения движения 2D систем.. Рассмотрим два семейства взаимно перпендикулярных упругих одинаковых линейных струн, заземленных на концах и имеющих соответственно длины  $L_1$  и  $L_2$ . Каждая струна нумеруется при помощи индексов  $k = 0, 1, 2, \dots, N_1$  и  $q = 0, 1, 2, \dots, N_2$ . Пусть струны образуют решетчатую 2D систему. В точках сопряжения помещены абсолютно твердые тела массами  $m$ . Главная особенность системы – ее состояние дается матрицей прогибов объекта в узлах.

Предположения: прямоугольные ячейки одинаковы; решетка – анизотропна; струнные элементы - безынерционны. Пусть силы диссипации, вынуждающие силы, а также любые другие неконсервативные силы – малы. Обозначив их  $\varepsilon g_{kq}(t, u_{kq}, \mathbf{u}_{kq}, \dots)$ ,  $\varepsilon$  - малый параметр. Так как каждая частица лежит одновременно на двух струнах, то для всех значений индексов имеем  $N$  уравнений [ $N = (N_1 - 1)(N_2 - 1)$ ]:

$$m \ddot{\mathbf{u}}_{kq} + c_1(2u_{kq} - u_{(k-1,q)} - u_{(k+1,q)}) + c_2(2u_{kq} - u_{(k,q-1)} - u_{(k,q+1)}) = \varepsilon g_{kq}(t, u_{kq}, \mathbf{u}_{kq}, \dots), \quad (1)$$

где:  $c_{1,2}$  - коэффициенты упругости. Граничные условия:  $u_{kq} = 0$ , при  $k=0; N_1$ ;  $q=0; N_2$ .

2. Приведем операторные уравнения движения, следующие из уравнений (1). В соответствии с общими методиками [1, 2,] построим оператор динамической податливости  $\hat{L}(p) = \|L_{kq,nj}(p)\|$ ;  $p \equiv d/dt$ . В данном случае выражение  $L_{kq,nj}(p)$  обозначает проходом оператор [1], ставящей в соответствие силе, приложенной в узле  $(n,j)$  перемещение узла  $(k,q)$ . При  $n=k, j=q$  – имеем локальные операторы динамической податливости [2], отвечающие перемещению узла, вследствие силы, приложенной в нем самом. Для рассматриваемой системы принцип взаимности записывается как  $L_{kq,nj}(p) = L_{nj,kq}(p)$ .

Система уравнений движения (1) при этом разрешается в виде  $\|u_{kq}\| = \varepsilon \hat{L}(p) \|g_{nj}\|$ ,

где  $\varepsilon \|g_{kq}\|$  - матрица внешних сил, приложенных в узлах решетки.. что покомпонентно записывается так:

$$u_{kq}(t) = \varepsilon \sum_n \sum_j L_{kq,nj}(p) g_{nj}(t). \quad (2)$$

Выражения для операторов динамических податливостей полностью определяются наборами собственных частот  $\{\Omega_{kq}\}$  и нормированных коэффициентов собственных форм

{ $\Theta_{kq}$ } линейной системы [2]. Используя результаты, данные в монографии [1] для решетки рассматриваемого типа:

$$\Omega_{kq}^2 = \frac{2T_1}{m\Delta L_1} [1 - \cos(k\pi N_1^{-1})] + \frac{2T_2}{m\Delta L_2} [1 - \cos(q\pi N_2^{-1})], \quad (3)$$

$$\Theta_{kq} = C \sin(kn\pi N_1^{-1}) \sin(qj\pi N_2^{-1}), \quad (4)$$

$C = \text{const}$ . При этом в силу выбранных граничных условий  $n = 1, 2, \dots, N_1 - 1$  и также  $j = 1, 2, \dots, N_2 - 1$ . В соответствии с методами построения операторов динамической податливости [2] можно получить для компонентов оператора  $\hat{L}(p)$ , определяющих (2):

$$L_{kq,nj}(p) = \zeta \sum_{a=1}^{N_1-1} \sum_{b=1}^{N_2-1} \sin(k\alpha\pi N_1^{-1}) \sin(q\beta\pi N_2^{-1}) \sin(\alpha n\pi N_1^{-1}) \sin(\beta j\pi N_2^{-1}) (\Omega_{ab}^2 + p^2)^{-1}. \quad (5)$$

Здесь введен нормировочный коэффициент  $\zeta$ , который, в общих случаях удобнее всего вычислять при конкретно заданных параметрах системы. В данном случае можно положить:  $\zeta = 2[(N_1 - 1)(N_2 - 1)]^{-2}$ .

**3.** Операторное представление (2) – универсально. Внося конкретизирующие предположения, можно получить простые представления для реализации формулы (2).

Если правые части (1) периодичны по времени с периодом  $T$ : при всех  $k$  и  $q$ , то, отыскивая  $T$  - периодическое решение, можно воспользоваться методами интегральных представлений периодических решений [2]:

$$u_{kq}(t) = e \sum_n \sum_j \int_0^T \chi_{kq,nj}(t-s) g_{nj}(s) ds, \quad (5)$$

где функции  $\chi_{kq,nj}(t-s)$  называются  $T$  - периодическими функциями Грина (ПФГ) [2-4] – проходными ( $k \neq n$ ;  $q \neq j$ ) или локальными ( $k = n$ ;  $q = j$ ) и определяются соответствующим оператором динамической податливости так ( $T = 2\pi\omega^{-1}$ ):

$$\chi_{kq,nj}(t) = T^{-1} \sum_{s=-\infty}^{\infty} L_{kq,nj}(i\sigma\omega) \exp(i\sigma\omega t),$$

ПФГ  $\chi_{kq,nj}(t)$  – реакция узла  $(k, q)$  на силовое воздействие, приложенное в узле  $(n, j)$  и описываемое  $T$ – периодической последовательностью  $\delta$ -функций Дирака –  $\delta^T(t)$ : определению

$$\delta^T(t) = \sum_{K=-\infty}^{\infty} \delta(t - Kt).$$

Эту обобщенную функцию можно разложить в сходящийся в обобщенном смысле ряд Фурье вида:

$$\delta^T(t) = T^{-1} \sum_{s=-\infty}^{\infty} \exp(i\sigma\omega t).$$

Работа выполнена при поддержке РФФИ (Проект 05-08-50183).

#### Литература

1. Нагаев Р.Ф., Ходжаев К.Ш. Колебания механических систем с периодической структурой. - Ташкент: ФАН, 1973. – 272 с.
2. Бабицкий В.И., Крупенин В.Л. Колебания в сильно нелинейных системах.-М., Наука, 1985. – 384 с.