

ВЫСОКОЧАСТОТНЫЕ ДЛИННОВОЛНОВЫЕ КОЛЕБАНИЯ УПРУГИХ СТЕРЖНЕЙ

С. С. Квашнина

(Москва)

В теории стержней, так же как и в теориях пластин и оболочек, переход от трехмерных уравнений теории упругости к приближенным одномерным возможен, если в продольном направлении перемещения меняются гораздо медленнее, чем в поперечном, т. е. в случае длинноволновых в продольном направлении колебаний. В динамике в случае низких частот это условие приводит к гипотезе плоских сечений. Для высоких частот гипотеза плоских сечений, вообще говоря, неверна — перемещения могут быть быстро осциллирующими функциями поперечных координат. Классические уравнения теории стержней, основанные на гипотезе плоских сечений, описывают низкочастотные колебания. Ниже с помощью вариационно-асимптотического метода найдены распределения перемещений по сечению кругового цилиндра и выведены одномерные уравнения в случае свободных высокочастотных длинноволновых колебаний стержней. Эти же распределения были получены в работе [1] путем асимптотического интегрирования трехмерных уравнений, однако одномерные уравнения высокочастотных колебаний в [1] не строились.

Ранее вариационно-асимптотическим методом были выведены уравнения первого приближения в геометрически нелинейной теории анизотропных неоднородных стержней [2], уточненные уравнения изгибных колебаний стержней [3] и уравнения свободных высокочастотных колебаний пластин [4].

1. Рассмотрим свободные колебания прямолинейного упругого стержня длины $2l$ постоянного поперечного сечения Ω . Выберем оси декартовой системы координат x, x^α (греческие индексы пробегает значения 1, 2) так, чтобы ось стержня в недеформированном состоянии совпадала с осью x , а оси x^α лежали в плоскости поперечного сечения. Центр тяжести совместим с началом координат. Обозначим через w, w_α проекции вектора перемещений на оси x, x^α , через $2h$ — диаметр поперечного сечения стержня ($h \ll l$). Будем считать, что концы стержня жестко заделаны

$$(1.1) \quad w = w_\alpha = 0, \quad x = \pm l.$$

Уравнения свободных колебаний стержня суть экстремали функционала Лагранжа [5]

$$(1.2) \quad I = \int_{t_1}^{t_2} dt \int_V \Lambda dV, \quad \Lambda = U - \frac{1}{2} \rho (w_{,t}^2 + w_{\alpha,t} w_{\alpha,t}^2)$$

$$2U = \lambda (w_{,\alpha}^\alpha)^2 + 2\lambda w_{,\alpha}^\alpha w_{,x} + (\lambda + 2\mu) w_{,x}^2 + 2\mu w_{(\alpha,\beta)} w^{(\alpha,\beta)} + \mu (w_{,\alpha} + w_{\alpha,x})(w^{,\alpha} + w_{,x}^\alpha)$$

Здесь V — объем, занятый стержнем, ρ — плотность, U — упругая энергия, λ, μ — параметры Ламе. Запятой в индексах обозначается дифференцирование, круглыми скобками — операция симметрирования.

2. Уравнения для высокочастотных колебаний получим вариационно-асимптотическим методом [2.]

Оставим в функционале (1.2) асимптотически главные по h члены

$$(2.1) \quad \bar{I} = \Omega \int_{t_1}^{t_2} dt \int_{\Omega} \bar{\Lambda} dx$$

$$\bar{\Lambda} = \langle \lambda (w_{,\alpha}^\alpha)^2 + 2\mu w_{(\alpha,\beta)} w^{(\alpha,\beta)} + \mu w_{,\alpha} w^{,\alpha} - \rho (w_{,t}^2 + w_{\alpha,t} w_{,t}^\alpha) \rangle$$

$$\langle A \rangle = \frac{1}{\Omega} \int_{\Omega} A d\Omega$$

Экстремали функционала (2.1) совпадут с экстремалими функционала

$$\int_{t_1}^{t_2} \bar{\Lambda} dt$$

Варьируя последний, получим уравнения

$$(2.2) \quad \lambda \frac{\partial}{\partial x^\alpha} w_{,\nu}^\nu + 2\mu \frac{\partial}{\partial x^\beta} w_{(\alpha,\beta)} - \rho w_{\alpha,tt} = 0$$

$$\lambda w_{,\nu}^\nu \nu_\alpha + 2\mu w_{(\alpha,\beta)} \nu^\beta = 0 \quad \text{на } \Gamma$$

$$\mu \Delta w - \rho w_{,tt} = 0, \quad \partial w / \partial \nu = 0 \quad \text{на } \Gamma$$

Здесь Γ — контур поперечного сечения, ν^α — компоненты внешней нормали ν к контуру Γ , Δ — оператор Лапласа по переменным x^α .

Уравнения (2.2) определяют две серии колебаний, F_\perp и F_\parallel (знак \perp ставится, если поперечное перемещение w_α гораздо больше продольного w , знак \parallel — в противоположном случае).

Предположим, что w, w_α зависят от времени по гармоническому закону

$$w = w^\circ e^{i\omega t}, \quad w_\alpha = w_\alpha^\circ e^{i\omega t}$$

В дальнейшем верхний индекс у w° и w_α° будем опускать. Решения уравнений (2.2) имеют вид

$$(2.3) \quad F_\perp: w = 0, \quad w_\alpha = u f_\alpha(x^\nu, \omega_\perp)$$

$$F_\parallel: w = \psi G(x^\nu, \omega_\parallel), \quad w_\alpha = 0$$

Для круглого стержня радиуса h выражения для f_α и G удобно записать в полярных координатах r, θ в плоскости поперечного сечения стержня

$$(2.4) \quad f_\alpha = h \left(f_r(r, \theta) \frac{x_\alpha}{r} + f_\theta(r, \theta) \frac{E_{\alpha\beta} x^\beta}{r} \right)$$

$$f_r(r, \theta) = \left[A J_n'(ar) + \frac{n}{r} J_n(\beta r) \right] \cos n\theta$$

$$f_\theta(r, \theta) = - \left[A \frac{n}{r} J_n(ar) + J_n'(\beta r) \right] \sin n\theta$$

$$(2.5) \quad A = \frac{2n (h J_n'(\beta h) - J_n(\beta h))}{2h J_n'(ah) + (h^2 \beta^2 - 2n^2) J_n(ah)}$$

$$G = J_n(\beta r) \cos n\theta, \quad \alpha = \frac{\omega}{c_1}, \quad \beta = \frac{\omega}{c_2}, \quad c_1 = \sqrt{\frac{\lambda + 2\mu}{\rho}}, \quad c_2 = \sqrt{\frac{\mu}{\rho}}$$

Здесь n — целое число, J_n — функции Бесселя первого рода порядка n (штрих означает производную по r), $E_{\alpha\beta}$ — тензор Леви-Чивита.

Таким образом, $f_\alpha \sim 1$, $G \sim 1$.

Величины u, ψ — функции x , гармонические по времени с частотой ω , которая в каждой серии определяется из соответствующего дисперсионного уравнения

$$(2.6) \quad \begin{aligned} F_\perp: & [2hJ_n'(\alpha h) + (\beta^2 h^2 - 2n^2) J_n(\alpha h)][2hJ_n'(\beta h) + \\ & + (\beta^2 h^2 - 2n^2) J_n(\beta h)] = \\ & = 4n^2 [hJ_n'(\alpha h) - J_n(\alpha h)][hJ_n'(\beta h) - J_n(\beta h)] \\ F_\parallel: & J_n'(\beta h) = 0 \end{aligned}$$

Уравнения (2.6) получаются из условия отсутствия напряжений на боковой поверхности стержня.

В каждой серии имеется бесконечное число типов колебаний (ветвей), отвечающих разным значениям ω — корням соответствующего дисперсионного уравнения при каждом $n \geq 0$.

При $n = 0$ дисперсионное уравнение (2.6) серии F_\perp сводится к произведению двух множителей. Один из них дает дисперсионное уравнение для колебаний растяжения — сжатия по толщине, при этом радиальная компонента смещения f_r не зависит от θ , а $f_\theta = 0$. Второй множитель дает дисперсионное уравнение для крутильных волн, характеризующихся наличием только одной компоненты смещения f_θ , не зависящей от θ .

Серия F_\parallel при $n = 0$ дает продольные осесимметричные колебания. Соответствующее дисперсионное уравнение имеет вид

$$J_1(\beta h) = 0$$

При $n \geq 1$ имеем семейства изгибных волн, которые в дальнейшем и будем рассматривать. В соответствии с условиями (1.1) будем считать, что функции

$$(2.7) \quad u = \psi = 0, \quad x = \pm l$$

Не ограничивая общности, считаем также, что $u \sim \psi \sim 1$.

3. Рассмотрим сначала серию F_\perp . Считая u заданной функцией x , найдем w (в первом приближении $w = 0$). Оставив в (1.2) только главные члены, содержащие w , и главный перекрестный член, придем к функционалу

$$I_\perp = \frac{\Omega}{2} \int_{-l}^l \langle 2\lambda u f_{,\alpha}^\alpha w_{,x} + \mu (w_{,x} + f_{\alpha} u_{,x}) (w_{,x} + f_{\alpha} u_{,x}) + \rho \omega^2 w^2 \rangle dx$$

варьирование которого даст уравнение и граничное условие для w

$$(3.1) \quad \begin{aligned} (\lambda + \mu) u_{,x} f_{,\alpha}^\alpha + \mu \Delta w + \rho \omega^2 w &= 0 \\ \partial w / \partial \nu &= -u_{,x} f_{,\alpha}^\alpha \nu_\alpha \quad \text{на } \Gamma \end{aligned}$$

Решение уравнений (3.1) имеет вид

$$w = u_{,x} g(x^\alpha)$$

Для круглого стержня (A дается первой формулой (2.5))

$$g = h \left[A J_n(\alpha r) - J_n(\beta r) \frac{n J_n(\beta h) + 2 A J_n'(\alpha h) h}{h J_n'(\beta h)} \right] \cos n\theta$$

Таким образом, g имеет порядок h .

Аналогично находится следующая поправка к w_α : w фиксируется, а w_α ищется в форме $w_\alpha = uf_\alpha + w'_\alpha$, и в лагранжиане оставляются главные члены по w'_α и главный перекрестный член.

За счет переопределения u на w'_α можно наложить ограничение

$$(3.2) \quad \langle w'_\alpha f^\alpha \rangle = 0$$

В результате варьирования функционала при условии (3.2) приходим к уравнениям, определяющим функции w'_α

$$(3.3) \quad \begin{aligned} w'_\alpha &= u_{,xx} g_\alpha \\ \lambda \frac{\partial}{\partial x^\alpha} g_{,\gamma} + 2\mu \frac{\partial}{\partial x^\beta} g_{(\alpha, \beta)} + \rho \omega^2 g_\alpha &= \kappa f_\alpha - (\lambda + \mu) g_{,\alpha} \\ \lambda g_{,\gamma} \nu_\alpha + 2\mu g_{(\alpha, \beta)} \nu^\beta &= -\lambda g \nu_\alpha \quad \text{на } \Gamma \end{aligned}$$

Здесь κ — множитель Лагранжа, отвечающий ограничению (3.2).

Из уравнений (3.3) видно, что $g_\alpha \sim h^2$. Для построения одномерных уравнений явная форма решений этих уравнений не нужна.

4. Таким же путем получают формулы для перемещений второй серии. Считая ψ заданной функцией x , найдем w_α (в первом приближении $w_\alpha = 0$). Оставив в (1.2) только главные члены, содержащие w_α , и главные перекрестные члены, приходим к функционалу

$$I_{II} = \frac{\Omega}{2} \int_{-l}^l \langle \lambda (w_{,\gamma})^2 + 2\lambda w_{,\gamma} \psi_{,x} G + 2\mu w_{(\alpha, \beta)} w^{(\alpha, \beta)} + \\ + 2\mu \psi G_{,\alpha} w_{,\alpha} + \rho \omega^2 w_\alpha w^\alpha \rangle dx$$

варьирование которого дает уравнения и граничные условия для w_α

$$(4.1) \quad \begin{aligned} w_\alpha &= \psi_{,x} G_\alpha (x^\beta) \\ \lambda \frac{\partial}{\partial x^\alpha} G_{,\gamma} + 2\mu \frac{\partial}{\partial x^\beta} G_{(\alpha, \beta)} + \rho \omega^2 G_\alpha &= -(\lambda + \mu) G_{,\alpha} \\ \lambda G_{,\gamma} \nu_\alpha + 2\mu G_{(\alpha, \beta)} \nu^\beta &= -\lambda G \nu_\alpha \quad \text{на } \Gamma \end{aligned}$$

Из (4.1) следует, что $G_\alpha \sim h$.

Для круглого стержня решение имеет вид

$$\begin{aligned} G_\alpha &= \varphi_{,\alpha} + E_{\alpha\beta} \Psi_{,\beta} \\ \varphi &= \left[\frac{1}{\beta^2} J_n(\beta r) + M J_n(\alpha r) \right] \cos n\theta \\ \Psi &= N J_n(\beta r) \sin n\theta \end{aligned}$$

Постоянные M и N определяются из граничных условий на боковой поверхности Γ

$$(4.2) \quad \begin{aligned} M &= \frac{2J_n(\beta h)}{\beta^2} \frac{2n^2 - (n^2 - \beta^2 h^2)(2\eta^2 - \beta^2 h^2)}{J_n(\alpha h) [(2n^2 - \beta^2 h^2)^2 - 4n^2] + 2\beta^2 h^2 J_n'(\alpha h)} \\ N &= \frac{2n}{\beta^2} \frac{\beta^2 h^2 J_n(\alpha h) + 2h(n^2 - \beta^2 h^2 - 1) J_n'(\alpha h)}{J_n(\alpha h) [(2n^2 - \beta^2 h^2)^2 - 4n^2] + 2\beta^2 h^2 J_n'(\alpha h)} \end{aligned}$$

Далее ищется поправка к w : полагается $w = \psi G + w'$, где ψ , G считаются известными, а w' находится варьированием функционала,

в котором оставляются главные члены по w' и главные перекрестные члены. За счет переопределения ψ на w' можно наложить ограничение

$$(4.3) \quad \langle Gw' \rangle = 0$$

В результате варьирования функционала при условии (4.3) придем к уравнениям, определяющим функции w'

$$(4.4) \quad \begin{aligned} w' &= \psi_{,xx} H(x^\alpha) \\ \Delta H + \rho \omega^2 H &= \kappa^\circ G + \left(1 - \frac{\beta^2}{\alpha^2}\right) G_{,\alpha} \\ \partial H / \partial \nu &= -G_{,\alpha} \nu^\alpha \text{ на } \Gamma \end{aligned}$$

Здесь κ° — множитель Лагранжа.

Из (4.4) следует, что $H \sim h^2$. Явный вид функции H для построения одномерных уравнений не потребуется.

5. Примем теперь, что u, ψ — произвольные функции x и t . Вычисляя $\langle \Lambda \rangle$ в (1.2) для каждой ветви и удерживая слагаемые порядка h^{-2} и 1, получим

$$(5.1) \quad \begin{aligned} F_{\perp} : 2 \langle \Lambda \rangle &= \langle \lambda u^2 (f_{,\alpha}^\alpha)^2 + 2 \lambda u u_{,xx} f_{,\alpha}^\alpha g + 2 \mu u^2 f_{(\alpha,\beta)} f^{(\alpha,\beta)} + \\ &+ \mu u_{,x^2} (f_\alpha + g_{,\alpha}) (f^\alpha + g^{,\alpha}) - \rho (u_{,xt}^2 g^2 + u_{,t^2} f_\alpha f^\alpha) \rangle \\ F_{\parallel} : 2 \langle \Lambda \rangle &= \langle \mu \psi^2 G_{,\alpha} G^{,\alpha} + \psi_{,x^2} [\lambda (G + G_{,\alpha}^\alpha)^2 + \\ &+ 2\mu (G^2 + G_{(\alpha,\beta)} G^{(\alpha,\beta)} - G_{,\alpha} G^{,\alpha})] - \rho (\psi_{,xt}^2 G_\alpha G^\alpha + \psi_{,t^2} G^2) \rangle \end{aligned}$$

Здесь не выписан осредненный лагранжиан для низшей ветви F_{\perp} , соответствующей $\omega_{\perp} = 0$, так как эта ветвь описывается классическим уравнением Бернулли — Эйлера.

Отметим, что, благодаря ограничениям (3.2), (4.3), функции g_α и H не вошли в осредненные лагранжианы.

6. Колебания, соответствующие любым двум различным ветвям с погрешностью, не большей чем величины удерживаемых в лагранжианах членов, ортогональны по упругой и кинетической энергиям

$$(6.1) \quad \int_{-l}^l \langle \sigma^{ij} \varepsilon_{ij} \rangle dx = 0, \quad \int_{-l}^l \langle w_{,t}^i w_{i,t} \rangle dx = 0$$

Здесь $w_i, \sigma^{ij}, \varepsilon_{ij}$ — перемещения, напряжения и деформации, индексами 1 и 2 отмечаются их значения для различных ветвей, индексы i, j пробегают значения 0, 1, 2.

Равенства (6.1) проверяются непосредственной подстановкой. При этом используются уравнения и граничные условия, которым удовлетворяют функции f_α, g, g_α и G, H, G_α , а также краевые условия на концах стержня (2.7).

Ортогональность по энергии означает, что колебания, соответствующие различным ветвям, независимы.

7. Уравнения свободных высокочастотных колебаний стержня серий F_{\perp} и F_{\parallel} получим, варьируя функционалы (5.1). Эти уравнения имеют вид:

(ω_{\perp} и ω_{\parallel} — корни соответствующих дисперсионных уравнений (2.6))

$$(7.1) \quad \begin{aligned} \rho a_{\perp} (\omega_{\perp}^2 u + u_{,tt}) &= b_{\perp} u_{,xx} + \rho c_{\perp} u_{,xxtt} \\ \rho a_{\parallel} (\omega_{\parallel}^2 \psi + \psi_{,tt}) &= b_{\parallel} \psi_{,xx} + \rho c_{\parallel} \psi_{,xxtt} \\ a_{\perp} &= \Omega \langle f_{\alpha} f^{\alpha} \rangle, \quad b_{\perp} = \mu a_{\perp} + \rho \omega_{\perp}^2 c_{\perp} - (\lambda + \mu) d_{\perp} + \mu e_{\perp} \\ c_{\perp} &= \Omega \langle g^2 \rangle, \quad d_{\perp} = \Omega \langle f_{,\alpha}^{\alpha} g \rangle, \quad e_{\perp} = \int_{\Gamma} g f_{\alpha} v^{\alpha} d\Gamma \\ a_{\parallel} &= \Omega \langle G^2 \rangle, \quad b_{\parallel} = (\lambda + 2\mu) a_{\parallel} + \rho \omega_{\parallel}^2 c_{\parallel} + (\lambda + \mu) d_{\parallel} - \mu e_{\parallel} \\ c_{\parallel} &= \Omega \langle G_{\alpha} G^{\alpha} \rangle, \quad d_{\parallel} = \Omega \langle G G_{,\alpha}^{\alpha} \rangle, \quad e_{\parallel} = \int_{\Gamma} G G_{\alpha} v^{\alpha} d\Gamma \end{aligned}$$

Для круглого стержня радиуса h

$$\begin{aligned} \pi^{-1} a_{\perp} &= A^2 \{ h J_n(\alpha h) J_n'(\alpha h) + 1/2 (\alpha^2 h^2 - n^2) J_n^2(\alpha h) + \\ &+ 1/2 h^2 J_n'^2(\alpha h) \} + 2 A n J_n(\alpha h) J_n(\beta h) + h J_n(\beta h) J_n'(\beta h) + \\ &+ 1/2 (\beta^2 h^2 - n^2) J_n^2(\beta h) + 1/2 h^2 J_n'^2(\beta h) \\ \pi^{-1} c_{\perp} &= A^2 [(\alpha^2 h^2 - n^2) J_n^2(\alpha h) + h^2 J_n'^2(\alpha h)] / 2\alpha^2 + \\ &+ B^2 [(\beta^2 h^2 - n^2) J_n^2(\beta h) + h^2 J_n'^2(\beta h)] / 2\beta^2 - \\ &- 2 A B h [J_n(\alpha h) J_n'(\beta h) - J_n(\beta h) J_n'(\alpha h)] / (\alpha^2 - \beta^2) \\ \pi^{-1} d_{\perp} &= A B \alpha^2 h [J_n(\alpha h) J_n'(\beta h) - J_n(\beta h) J_n'(\alpha h)] / (\alpha^2 - \\ &- \beta^2) - 1/2 A^2 [(\alpha^2 h^2 - n^2) J_n^2(\alpha h) + h^2 J_n'^2(\alpha h)] \\ \pi^{-1} e_{\perp} &= h [A J_n(\alpha h) - B J_n(\beta h)] [A J_n'(\alpha h) + n/h J_n(\beta h)] \\ B &= \frac{n}{J_n'(\beta h)} \times \\ &\times \frac{4h J_n'(\alpha h) J_n'(\beta h) - 2 J_n(\beta h) J_n'(\alpha h) + h^{-1} (\beta^2 h^2 - 2n^2) J_n(\alpha h) J_n(\beta h)}{2h J_n'(\alpha h) + (\beta^2 h^2 - 2n^2) J_n(\alpha h)} \\ \pi^{-1} a_{\parallel} &= \frac{1}{2\beta^2} [(\beta^2 h^2 - n^2) J_n^2(\beta h) + h^2 J_n'^2(\beta h)] \\ \pi^{-1} d_{\parallel} &= M \frac{\alpha^2 h^2}{\alpha^2 - \beta^2} [J_n(\beta h) J_n'(\alpha h) - J_n(\alpha h) J_n'(\beta h)] - \\ &- \frac{1}{2\beta^2} [(\beta^2 h^2 - n^2) J_n^2(\beta h) + h^2 J_n'^2(\beta h)] \\ \pi^{-1} e_{\parallel} &= J_n(\beta h) \left[\frac{h}{\beta^2} J_n'(\beta h) + M h J_n'(\alpha h) + N n J_n(\beta h) \right] \\ \pi^{-1} c_{\parallel} &= (N^2 + \beta^{-4}) \{ h J_n'(\beta h) J_n(\beta h) + 1/2 [(\beta^2 h^2 - h^2) J_n^2(\beta h) + \\ &+ h^2 J_n'^2(\beta h)] \} + M^2 \{ h J_n'(\alpha h) J_n(\alpha h) + 1/2 [(\alpha^2 h^2 - n^2) J_n^2(\alpha h) + \\ &+ h^2 J_n'^2(\alpha h)] \} + 2 M N n h^{-1} J_n(\alpha h) J_n(\beta h) + 2 N n h^{-1} \beta^{-2} J_n^2(\beta h) + \\ &+ \frac{2hM}{\beta^2 (\alpha^2 - \beta^2)} [\alpha^2 J_n(\alpha h) J_n'(\beta h) - \beta^2 J_n'(\alpha h) J_n(\beta h)] \end{aligned}$$

Величина A определяется первой формулой (2.5), M и N определяются формулами (4.2).

Приближение, построенное в работе, имеет погрешность порядка h . Соответственно этому граничные условия (1.1) удовлетворяются с точностью до членов порядка h (так как $w = u_{,x} g \sim h$). Таким образом, невязка в граничных условиях вносит в решение погрешность того же порядка малости, что и замена уравнений трехмерной теории упругости приближенными одномерными.

8. В качестве примера применения уравнений (7.1) рассмотрим задачу о высокочастотных свободных колебаниях стержня длиной $2l$, жестко закрепленного на концах. Решение уравнений (7.1) при граничных условиях

$$u(-l) = u(l) = \psi(-l) = \psi(l) = 0$$

строится методом разделения переменных. В результате получим

$$(8.1) \quad u_m = (A_m \cos \gamma_m t + B_m \sin \gamma_m t) \sin \lambda_m x$$

$$\gamma_m = \sqrt{\frac{\rho a \omega^2 + b \lambda_m^2}{\rho (a + c \lambda_m^2)}}, \quad \lambda_m = \frac{m\pi}{l}$$

где m — целое число, ω — корень дисперсионного уравнения (2.6), a, b, c — коэффициенты первого уравнения (7.1).

Для функций ψ_m решение имеет тот же вид, но коэффициенты a, b, c и частоты ω вычисляются по формулам, соответствующим серии F_{\parallel} .

Полученное решение имеет следующий смысл. В бесконечном стержне возможны высокочастотные длинноволновые гармонические колебания с частотами ω_{\perp} и ω_{\parallel} , при этом перемещения постоянны вдоль стержня, а по поперечным координатам изменяются как функции $g(x^{\alpha})$, $f_{\alpha}(x^{\beta})$ или $G(x^{\alpha})$, $G_{\alpha}(x^{\beta})$. Если же закрепить стержень на концах, то на поле перемещений, постоянное по продольной координате, наложится поле, медленно меняющееся вдоль оси. Собственные частоты изменятся и будут отличаться от ω . Вторая формула (8.1) как раз дает поправку к ω . Поэтому, хотя формально решение (8.1) верно при любых целых m , следует ограничить значения m таким образом, чтобы γ_m , вычисленное по второй формуле (8.1), не слишком отличалось от ω .

Поступила 3 I 1978

ЛИТЕРАТУРА

1. Achenbach J. D., Fang S. J. Asymptotic analysis of the modes of wave propagation in a solid cylinder. J. Acoust. Soc. America, 1970, vol. 47, No. 5, pt. 2, p. 1282—1289.
2. Бердичевский В. Л. Об уравнениях теории анизотропных неоднородных стержней. Докл. АН СССР, 1976, т. 228, № 3.
3. Бердичевский В. Л., Квашнина С. С. Об уравнениях, описывающих поперечные колебания упругих стержней. ПММ, 1976, т. 40, вып. 1.
4. Бердичевский В. Л. Высокочастотные длинноволновые колебания пластин. Докл. АН СССР, 1977, т. 236, № 6.
5. Седов Л. И. Механика сплошной среды, т. 2. М., «Наука», 1973.