

поверхности оболочки; ρ – плотность материала конструкции; $[M]$ – матрица масс конечного элемента.

Матрица жесткости оболочечной системы определяется зависимостью:

$$[K] = \iiint_V [B]^T [D] [B] dV \quad (4)$$

На основе зависимости (1) с учетом (2–4) получим частотное уравнение для определения собственных частот и форм свободных колебаний:

$$([K] - \omega^2 [M]) \{a\} = 0 \quad (5)$$

Численные исследования выполнены для стальных подкрепленных цилиндрических оболочек с равномерно распределенными ребрами жесткости.

Исследовано влияние различных граничных условий и конструктивных особенностей на основные динамические характеристики. Выполнено сопоставление полученных численных результатов с решениями, полученными с использованием пакета ANSYS.

Из анализа полученных результатов следует, что для подкрепленных оболочек имеет место существенное повышение основной частоты колебаний. Минимальным собственным частотам усиленных шпангоутами оболочек, также как и для неподкрепленных, соответствуют преимущественно изгибные формы колебаний с одной полуволной в продольном направлении и с максимальной амплитудой перемещений в направлении нормали к срединной поверхности.

Установлено, что амплитудно-частотные характеристики оболочек зависят в основном от жесткости и дискретного размещения подкрепляющих ребер. Выявлены новые зависимости, закономерности и физико-механические эффекты, обусловленные конструктивными неоднородностями оболочечной системы, имеющие важное практическое значение и позволяющие разработать мероприятия по улучшению ее амплитудно-частотных характеристик.

Полученные результаты и методика расчета на основе МКЭ могут быть использованы при проектировании подкрепленных ребрами оболочечных конструкций при динамическом нагружении.

Список літератури:

1. *Амиро И.Я.* Учет дискретного размещения ребер при изучении напряженно-деформированного состояния, колебаний и устойчивости ребристых оболочек / И.Я. Амиро, В.А. Заруцкий // Прикл. механика. – 1998. – Т.34, № 4. – С.3–22.
2. *Заруцкий В.А.* О комплексных экспериментальных исследованиях устойчивости и колебаний конструктивно-неоднородных оболочек // Прикл. механика. – 2001. – Т.37, № 8. – С.38-67.
3. *Зенкевич О. К.* Метод конечных элементов в технике / О.К. Зенкевич. – М.: Мир, 1978. – 519 с.

УДК 539.3

Каиров А.С., д.т.н., проф., **Власов О.И.**

НУК им. адмирала Макарова, г. Николаев, Украина

СВОБОДНЫЕ КОЛЕБАНИЯ ПОДКРЕПЛЕННЫХ ЦИЛИНДРИЧЕСКИХ ОБОЛОЧЕК С ПРИСОЕДИНЕННЫМИ ТВЕРДЫМИ ТЕЛАМИ

Проблема улучшения виброакустических характеристик и снижения весогабаритных показателей является особенно актуальной для оболочечных конструкций, применяемых в судовом машиностроении и подверженных интенсивным динамическим нагрузкам. Наличие ребер жесткости, присоединенных твердых тел и их дискретное размещение создает локальную инерционную неоднородность оболочечной системы и оказывает существенное влияние на ее основные динамические характеристики. Данной проблеме посвящены работы ряда за-

рубежных и отечественных авторов, в которых используются различные подходы для исследования частотных характеристик оболочек. Обзор исследований, посвященных данной проблеме, приведен в работах [1-3].

В работе исследуются свободные колебания тонкостенных оболочек вращения с присоединенными твердыми телами, создающими локальную инерционную неоднородность, с учетом дискретного размещения подкрепляющих ребер в продольном и поперечном направлениях.

Математическая модель динамического поведения подкрепленных конструктивно неоднородных оболочек с присоединенными твердыми телами построена на основе линейной теории тонких упругих оболочек и стержней, в рамках гипотез Кирхгофа-Лява и Кирхгофа-Клебша.

Предложен общий подход для решения данного класса задач, идея которого заключается в приведении исходной многомерной задачи с использованием вариационного принципа Остроградского-Гамильтона к системе обыкновенных дифференциальных уравнений колебаний и последующим их решением методом Рунге. Разработан эффективный численный алгоритм и программное обеспечение.

Согласно принципа Остроградского-Гамильтона решение сводится к вариационному уравнению $\delta(\mathcal{E})=0$, где функционал Лагранжа $\mathcal{E} = K - \Pi$ для неоднородной оболочечной системы состоит из суммы составляющих функций обшивки $\mathcal{E}^{(0)}$, стрингеров $\mathcal{E}^{(1)}$, шпангоутов $\mathcal{E}^{(2)}$ и присоединенных твердых тел $\mathcal{E}^{(3)}$; K, Π – потенциальная и кинетическая энергии дискретно подкрепленной оболочки с присоединенными телами.

Составляющие обобщенной функции Лагранжа запишутся в виде:

$$\begin{aligned} \mathcal{E}^{(0)} &= \frac{1}{2} \iint_S \left(\omega^2 \rho h \sum_{k=1}^3 u_k^2 - \frac{Eh}{1-\nu^2} \sum_{p=1}^6 \sum_{q=1}^6 a_{pq} e_p e_q \right) A_1 A_2 d\alpha_1 d\alpha_2; \\ \mathcal{E}^{(1)} &= \frac{1}{2} \sum_{i=0}^I \int_{\alpha'} \left[\omega^2 \rho_{1i} \left(F_{1i} \sum_{k=1}^3 u_{ki}^2 + I_{\text{кр}1i} \theta_{\text{кр}1i}^2 \right) - \sum_{p=1}^6 \sum_{q=1}^6 a_{pqi} e_{pi} e_{qi} \right] A_1 d\alpha_1; \\ \mathcal{E}^{(2)} &= \frac{1}{2} \sum_{j=0}^J \int_0^{2\pi} \left[\omega^2 \rho_{2j} \left(F_{2j} \sum_{k=1}^3 u_{kj}^2 + I_{\text{кр}2j} \theta_{\text{кр}2j}^2 \right) - \sum_{p=1}^6 \sum_{q=1}^6 a_{pqj} e_{pj} e_{qj} \right] A_2 d\alpha_2; \\ \mathcal{E}^{(3)} &= \frac{\omega^2}{2} \sum_{\nu=0}^Q \left\{ M_{\nu} \sum_{k=1}^3 [u_{k\nu}(\Omega_{\nu})]^2 \right\}. \end{aligned} \quad (1)$$

В соотношениях (1) приняты следующие обозначения: ω – круговая частота собственных колебаний; S, h – площадь поверхности и толщина оболочки; A_1, A_2, R_1, R_2 – коэффициенты Ляме и главные радиусы кривизны срединной поверхности; $F_{1i}, I_{1i}, I_{\text{кр}1i}, \theta_{\text{кр}1i}$ – площади поперечных сечений стрингеров, их моменты инерции относительно окружной координаты, моменты инерции при кручении, угол закручивания; $F_{2j}, I_{2j}, I_{\text{кр}2j}, \theta_{\text{кр}2j}$ – аналогичные характеристики шпангоутов; a_{pq} – коэффициенты жесткости оболочки и подкрепляющих ребер; E, G_{12}, ν, ρ – механические характеристики и плотность материала обо-

лочки; $E_{1i}, G_{1i}, \rho_{1i}$ – механические характеристики и плотность материала стрингеров; $E_{2j}, G_{2j}, \rho_{2j}$ – аналогичные физико-механические характеристики шпангоутов; $e_{pi}, e_{pj}, e_p, u_{ki}, u_{kj}, u_k$ – компоненты деформаций и перемещений подкрепляющих ребер и оболочки ($p = \overline{1,6}; k = \overline{1,3}$); α', α'' – координаты торцов оболочки; M_o – массы присоединенных тел.

Применив процедуру Ритца, из условия стационарности функционала Лагранжа получим разрешающую систему однородных линейных алгебраических уравнений:

$$(A - \lambda^2 B)C = 0, \quad \lambda^2 = \omega^2 \rho (1 - \nu^2) / E,$$

где A и B – матрицы дифференциальных операторов однородных уравнений; C – матрица векторов собственных форм; λ – вектор собственных чисел частотного параметра.

Эффективность и возможности разработанной методики демонстрируются результатами расчетов. Численные исследования выполнены для стальных цилиндрических оболочек. Учитываются различные варианты граничных условий и конструктивные особенности.

Получены новые численные результаты, характеризующие влияние геометрических характеристик, присоединенных твердых тел, подкрепляющих ребер и граничных условий на собственные частоты и формы колебаний. Выявлены новые зависимости, закономерности и физико-механические эффекты, обусловленные конструктивными неоднородностями оболочечной системы, имеющие важное практическое значение.

Разработаны мероприятия по улучшению основных амплитудно-частотных характеристик оболочечной системы.

Список літератури:

1. Амиро И.Я. Учет дискретного размещения ребер при изучении напряженно-деформированного состояния, колебаний и устойчивости ребристых оболочек / И.Я. Амиро, В.А. Заруцкий // Прикл. механика. – 1998. – Т.34, № 4. – С.3–22.
2. Заруцкий В.А. О комплексных экспериментальных исследованиях устойчивости и колебаний конструктивно-неоднородных оболочек // Прикл. механика. – 2001. – Т.37, № 8. – С.38-67.
3. Колебания ребристых оболочек вращения / И.Я. Амиро, В.А. Заруцкий, В.Н. Ревуцкий и др. – К.: Наук. думка, 1988. – 172 с.

УДК 539.3:620.172.251.1

Воробьев Е.В., д.т.н., Анпилогова Т.В., к.т.н.

Институт проблем прочности им. Г.С. Писаренко НАН Украины, Украина

ОПРЕДЕЛЕНИЕ ХАРАКТЕРИСТИК ПРОЦЕССА НИЗКОТЕМПЕРАТУРНОЙ СКАЧКООБРАЗНОЙ ДЕФОРМАЦИИ КОНСТРУКЦИОННЫХ СПЛАВОВ

Результаты получены для аустенитной стали 03X20H16AG6 и алюминиевого сплава АМг5. Численное исследование выполнено на основе экспериментальных данных и нелинейной локальной одномерной многопараметрической модели низкотемпературной скачкообразной деформации [1, 2].

Исследована энергетика процесса скачка деформации и показано, что подавляющая часть потенциальной упругой энергии преобразуется в работу деформирования, а доля кинетической энергии мала.