

шт. На рис.5 представлено влияние относительной ширины накладки $\nu = \frac{h_1}{h}$ на значения наибольших напряжений в системе для значения параметра $\omega = 1$.

Аналогичные результаты приведены на рис.6 - 8 для случая действия на кронштейн изгибающего момента M_{ξ} . На этих графиках напряжения отнесены к $\sigma_* = \frac{\mu \xi}{h^2 \sqrt{Rh}}$. При действии изгибающего момента M_{ξ} вид подкрепления сравнительно слабо влияет на наибольшие напряжения в системе.

Библиографический список

1. Леонов В.И., Савельев Л.М., Хазанов Х.С. Передача локальных воздействий на цилиндрическую оболочку // Механика деформируемого ортого тела: Межвуз.сб./Куйбышев. гос. ун-т. Куйбышев, 1976, вып.2. 134-140.

2. Леонов В.И. К вопросу о расчете цилиндрической оболочки на действие локальных нагрузок // Вопросы прочности и долговечности элементов авиационных конструкций: Межвуз.сб. / Куйбышев. авиац.ин-т. Куйбышев, 1979, вып. 5. С. 64-71.

3. Хазанов Х.С. К расчету цилиндрических оболочек с круглыми неростями // Вопросы прочности элементов авиационных конструкций: Науч.тр. / Куйбышев.авиацион.ин-т. Куйбышев, 1967, вып. 29. 3-17.

539.3

Келугин

ПОСТРОЕНИЮ МАТРИЦ ЖЕСТКОСТИ ЛИНЕЙНОМ КОНЕЧНОЭЛЕМЕНТНОМ АНАЛИЗЕ

Рассматривается метод построения матрицы жесткости в нелинейном конечноэлементном анализе. Показано, что применение традиционного подхода приводит к необходимости вычислять линейную и нелинейную составляющие матрицы жесткости с помощью раз-

Вопросы прочности и долговечности элементов
авиационных конструкций. Куйбышев, 1990

личных программ. Предлагается модифицированный метод построения линейной составляющей, позволяющий устранить указанный недостаток. Для иллюстрации рекомендуемого подхода приведен конечный элемент для трехмерного пространства.

В линейном анализе уравнение равновесия конечного элемента можно записать /I/ в виде

$$({}^t K_L + {}^t K_{NL}) V = {}^{t+\Delta t} P - {}^t F, \quad (1)$$

где P , F - матрица-столбец внешней узловой нагрузки и упругих сил соответственно; $V = {}^{t+\Delta t} V - {}^t V$ - матрица-столбец приращений узловых перемещений за промежуток времени Δt ; верхним левым индексом обозначается момент времени, в который определяется величина. Линейная ${}^t K_L$ и нелинейная ${}^t K_{NL}$ матрицы жесткости находятся /I/ из соотношений

$$\delta V^* {}^t K_L V = \int_{\tau_V} \delta_{\tau} \hat{e} : {}_{\tau} \hat{C} : \hat{e}^{\tau} dv, \quad (2)$$

$$\delta V^* {}^t K_{NL} V = \int_{\tau_V} \delta_{\tau} \hat{\eta} : {}_{\tau} \hat{S}^{\tau} dv. \quad (3)$$

Здесь и далее двумя точками обозначается свертка, правым верхним индексом * - транспонирование, нижним левым τ - момент времени, относительно которого величина определяется. Буквой V обозначается объем конечного элемента, \hat{S} - второй тензор напряжений Пiola-Кирхгоффа, \hat{C} - тензор четвертого ранга, компоненты которого зависят от физических констант материала.

Выражения для определения линейной ${}_{\tau} \hat{e}$ и нелинейной ${}_{\tau} \hat{\eta}$ составляющих приращения тензора деформаций Грина-Лагранжа будут даны ниже. Отметим, что при использовании общего лагранжевого подхода /I/ $\tau = 0$, а при использовании модифицированного лагранжевого подхода $\tau = t$.

Для вывода формул, определяющих ${}^t K_L$, традиционно используется следующая схема. Записывая (2) в матричной форме:

$$\delta V^* {}^t K_L V = \int_{\tau_V} \delta_{\tau} e^* \tilde{C}_{\tau} e^{\tau} dv \quad (4)$$

и выражая матрицу-столбец ${}^t e$ через приращения узловых перемещений

$${}^t e = \tilde{\beta}_L v, \quad (5)$$

можно прийти к выражению для определения линейной матрицы жесткости

$${}^t K_L = \int_{\tau_V} \tilde{\beta}_L^* \tilde{C}_L \tilde{\beta}_L \tau dv. \quad (6)$$

Здесь \tilde{C}_L - матрица, содержащая компоненты тензора ${}^t \hat{C}$.
 Ниже будет показано, что для матрицы ${}^t K_{NL}$ получается формула

$${}^t K_{NL} = \int_{\tau_V} \beta_{NL}^* C_{NL} \beta_{NL} \tau dv, \quad (7)$$

подобная (6), в которой элементы матрицы C_{NL} вычисляются по определенному правилу с помощью компонент тензора ${}^t \hat{S}$ и метрического тензора \hat{E} .

При традиционной схеме вычислений матрицы $\tilde{\beta}_L$ и β_{NL} имеют сложную структуру и размерность, что приводит к необходимости применять различные программы для их вычисления. В настоящей статье предлагается подход, позволяющий устранить этот недостаток.

Тензор деформации Грина-Лагранжа определяется /2/ соотношением

$${}^t \hat{E} = (\nabla^{\tau} {}^t R \cdot \nabla^{\tau} {}^t R^* - \hat{E}) / 2, \quad (8)$$

где точкой обозначено скалярное умножение тензоров, ${}^t R$ - радиус-вектор, ∇^{τ} - символический вектор набла-оператора Гамильтона:

$$\nabla^{\tau} = {}^{\tau} R^k \frac{\partial}{\partial q^k}. \quad (9)$$

Здесь q^k - материальные координаты, ${}^{\tau} R^k$ - векторы базиса, связанного с базисом

$${}^{\tau} R_k = {}^{\tau} R_{,k} \quad (k = 1, 2, 3). \quad (10)$$

Для упрощения заштрихованной обозначается дифференцирование по материальной координате и принято обычное правило суммирования по повторяющемуся индексу.

Обозначая через \bar{U} приращение радиуса-вектора точки

$$\bar{U} = {}^{t+\Delta t} R - {}^t R \quad (11)$$

и учитывая, что

$$\tau \hat{e} + \tau \hat{\eta} = \tau^{t+\Delta t} \hat{\xi} - \tau^t \hat{\xi}, \quad (1)$$

можно прийти к выражениям для $\tau \hat{e}$, $\tau \hat{\eta}$ и их вариаций:

$$\tau \hat{e} = 0,5 (\bar{\nabla} \bar{u} \cdot \bar{\nabla}^t R^* + \bar{\nabla}^t R \cdot \bar{\nabla} \bar{u}^*), \quad (1)$$

$$\tau \hat{\eta} = 0,5 \bar{\nabla} \bar{u} \cdot \bar{\nabla} \bar{u}^*, \quad (1)$$

$$\delta \tau \hat{e} = 0,5 (\bar{\nabla} \delta \bar{u} \cdot \bar{\nabla}^t R^* + \bar{\nabla}^t R \cdot \bar{\nabla} \delta \bar{u}^*), \quad (1)$$

$$\delta \tau \hat{\eta} = 0,5 (\bar{\nabla} \delta \bar{u} \cdot \bar{\nabla} \bar{u}^* + \bar{\nabla} \bar{u} \cdot \bar{\nabla} \delta \bar{u}^*). \quad (1)$$

Подставляя (13), (15), (16) в (2) и (3), приходим к соотношениям:

$$\delta V^* {}^t K_L V = \int_{\tau V} \delta \hat{a} : \tau \hat{C} : \hat{a} \tau dV, \quad (1)$$

$$\delta V^* {}^t K_{NL} V = \int_{\tau V} \bar{\nabla} \delta \bar{u}^* : ({}^t S \cdot \bar{\nabla} \bar{u}) \tau dV, \quad (1)$$

где

$$\hat{a} = \bar{\nabla} \bar{u} \cdot \bar{\nabla}^t R^*. \quad (1)$$

В компонентном виде (17) и (18) выглядят следующим образом:

$$\delta V^* {}^t K_L V = \int_{\tau V} \delta a_{ij} c^{ijkl} a_{kl} \tau dV, \quad (2)$$

$$\delta V^* {}^t K_{NL} V = \int_{\tau V} \nabla_i \delta u_j S^{ik} g^{jl} \nabla_k u_e \tau dV. \quad (2)$$

Здесь соответствующие компоненты определяются выражениями

$$\hat{a} = a_{ij} \tau R^i \tau R^j, \quad \hat{E} = g^{jl} \tau R_j \tau R_e,$$

$$\bar{\nabla} \bar{u} = \nabla_i u_j \tau R^i \tau R^j, \quad {}^t S = S^{ik} \tau R_i \tau R_k, \quad (2)$$

$$\tau \hat{C} = C^{ijkl} \tau R_i \tau R_j \tau R_k \tau R_e.$$

Из анализа соотношений (20) и (21) очевидно, что их можно представить также и в матричном виде:

$$\delta v^* {}^t K_L v = \int_{\tau_v} \delta a^* c_L a^T dv, \quad (23)$$

$$\delta v^* {}^t K_{NL} v = \int_{\tau_v} \delta b^* c_{NL} b^T dv, \quad (24)$$

где a и b - матрицы-столбцы, составленные из ковариантных компонентов тензоров \hat{a} и $\hat{\nabla} \bar{u}$ соответственно.

Выражая a и b через приращения узловых перемещений

$$a = \beta_L v, \quad b = \beta_{NL} v, \quad (25)$$

можно прийти к выражениям (7) для ${}^t K_{NL}$, а для вычисления ${}^t K_L$ получить формулу

$${}^t K_L = \int_{\tau_v} \beta_L^* c_L \beta_L^T dv. \quad (26)$$

Для выяснения структуры матриц β_L и β_{NL} необходимо рассмотреть вид компонентов тензоров \hat{a} и $\hat{\nabla} \bar{u}$.

Из формулы для вычисления компонентов произвольного тензора /2/

$$Q_{ij} = {}^t R_i \cdot \hat{Q} \cdot {}^t R_j. \quad (27)$$

следуют выражения

$$a_{ij} = \bar{u}_{,i} \cdot {}^t R_{,j}; \quad \nabla_i u_j = \bar{u}_{,i} \cdot {}^t R_{,j}. \quad (28)$$

Видно, что при применении модифицированного лагранжева подхода ($\tau = t$) $a_{ij} = \nabla_i u_j$, откуда следует $a = b$, что в свою очередь влечет $\beta_{NL} = \beta_L$. При $\tau = 0$ соответствующие компоненты отличаются лишь множителем, для вычисления которого в одном случае применяются текущие, а в другом начальные координаты. Структура же формул полностью совпадает, откуда и следует совпадение структуры β_L и β_{NL} .

Для иллюстрации вышесказанного приводится конечный элемент трехмерного пространства. Текущий радиус-вектор и приращение перемещений даются формулами

$${}^t R = {}^t \chi_K e^K, \quad \bar{u} = u_K e^K, \quad (29)$$

где e^K - орты неподвижной декартовой системы координат.
Пусть выражение для приращений перемещений имеет вид

$$u_K = \sum_{m=1}^N h_m V_K^m \quad (K = 1, 2, 3), \quad (30)$$

где h_m - m -ая функция формы, V_K^m - K -тое приращение перемещения узла m , N - число узлов в элементе.

Тогда, вводя матрицы-столбцы

$$V = [V_1^1, V_2^1, V_3^1, V_1^2, V_2^2, V_3^2, \dots, V_1^N, V_2^N, V_3^N]^*, \quad (31)$$

$$a = [a_{11}, a_{21}, a_{31}, a_{12}, a_{22}, a_{32}, a_{13}, a_{23}, a_{33}]^*, \quad (32)$$

$$b = [\nabla_1 u_1, \nabla_2 u_1, \nabla_3 u_1, \nabla_1 u_2, \nabla_2 u_2, \nabla_3 u_2, \nabla_1 u_3, \nabla_2 u_3, \nabla_3 u_3]^*, \quad (33)$$

можно получить матрицы β_L и β_{NL} в блочном виде

$$\beta_L = \{\beta_{km}^L\}; \quad \beta_{NL} = \{\beta_{km}^{NL}\}, \quad (k=1, 2, 3; m=1 \dots N), \quad (34)$$

где элементы соответствующих подматриц определяются соотношениями

$$\{\beta_{km}^L\}_{ij} = h_{m,i} {}^t \chi_{j,k}; \quad \{\beta_{km}^{NL}\}_{ij} = h_{m,i} {}^\tau \chi_{j,k} \quad (i, j = 1, 2, 3). \quad (35)$$

Матрицы C_L и C_{NL} в этом случае имеют вид

$$C_L = \{C_{km}^L\}, \quad C_{NL} = \{C_{km}^{NL}\}, \quad (k, m = 1, 2, 3) \quad (36)$$

$$\{C_{km}^L\}_{ij} = C^{Lkm}, \quad \{C_{km}^{NL}\}_{ij} = S^{ij} g^{km} \quad (i, j = 1, 2, 3). \quad (37)$$

Таким образом, как уже отмечалось выше, матрицы ${}^t K_L$ и ${}^t K_{NL}$ можно вычислять одной программой, меняя лишь во входных параметрах текущие координаты на начальные и C_L на C_{NL} . При $\tau \equiv t$ можно

считать сразу суммарную матрицу жесткости по формуле (26), взяв вместо матрицы C_L сумму матриц C_L и C_{NL} , что приводит к экономии времени счета.

Библиографический список

1. Bathe K.-J. The finite procedures, in engineering analysis. Prentice - Hall, Englewood Cliffs, N.J., 1982, 615 p.
2. Лурье А.И. Нелинейная теория упругости. М.: Наука, 1980. 12 с.

ДК 539.3:629.7.015.4

Н.Столяров, С.Х.Хазанов

РАСЧЕТ НЕОСЕСИММЕТРИЧНОГО НАПРЯЖЕННО-ДЕФОРМИРОВАННОГО СОСТОЯНИЯ ОБОЛОЧЕК ВРАЩЕНИЯ С УЧЕТОМ ГЕОМЕТРИЧЕСКОЙ И ФИЗИЧЕСКОЙ НЕЛИНЕЙНОСТИ

Математическая модель строится на базе деформационной теории пластичности и учитывает квадратичную геометрическую нелинейность. Расчет реализуется полуаналитическим методом конечных элементов, в котором за основные неизвестные принимаются коэффициенты разложения перемещений в ряд по окружной координате.

При расчете оболочек вращения часто применяют разложение искомого значения в тригонометрические ряды по окружной координате. Если расчет ведется в линейной постановке, то при этом задача распадается на ряд менее сложных задач для отдельных гармоник, к каждой из которых можно применить метод конечных элементов (МКЭ). Такая процедура обоснована Зенкевичем /1/ и названа им полуаналитическим МКЭ. Полуаналитический МКЭ в применении к оболочкам вращения изложен в работе /2/, в которой оболочка вращения разбивается на конечные элементы, имеющие вид усеченных конусов.

вопросы прочности и долговечности элементов
вращающихся конструкций. Куйбышев, 1990