

26. Гладков В. М., Кудрявцева Л. А., Сухин В. П. О соотношении между статическими механическими характеристиками и импульсным напряжением в металлических стержнях.— ПМТФ, 1977, № 5.
27. Abrahamson G. B., Goodier J. N. Dynamic plastic flow buckling of a cylindrical shell from uniform radial impulse.— In: Proc. 4th U. S. National Congress Appl. Mech., Berkeley, California. Vol. 2. N. Y.: ASME, 1962.
28. Lindberg H. E. Buckling of very thin cylindrical shell due to an impulsive pressure.— Trans. ASME. Ser. E. J. Appl. Mech., 1964, vol. 31, N 2. Рус. пер.— Прикл. механ. Тр. Америк. о-ва инж.-механ., 1964, т. 31, № 2.
29. Блинов Ю. И., Сериков С. В. и др. Валок для продольной прокатки труб.— БИ, 1982, № 33.
30. Черников А. Г. Разрушение колец из алюминия и дюралюминия под действием интенсивной радиальной нагрузки.— ФГВ, 1976, т. 12, № 4.
31. Banks E. E. The fragmentation behavior of thin-walled metal cylinders.— J. Appl. Phys., 1969, N 4.
32. Сериков С. В. Нестационарное расширение до разрушения сжимаемого кольца в схеме идеальной пластичности.— ФГВ, 1980, т. 16, № 4.

УДК 539. 30

## НЕЛИНЕЙНАЯ МОДЕЛЬ ОБОЛОЧКИ С ДЕФОРМИРУЕМЫМИ ПОПЕРЕЧНЫМИ ВОЛОКНАМИ

Л. И. ШКУТИН

(Новосибирск)

Сформировавшаяся в [1, 2] нелинейная двумерная модель оболочки типа Тимошенко обобщена в данной работе за счет сохранения поперечного нормального напряжения. При построении обобщенной модели деформация оболочки подчинена кинематической связи, обеспечивающей однородность по толщине оболочки поперечной деформации растяжения — сжатия, и применен разработанный в [3, 4] метод явного выделения поля конечных поворотов.

В результате трехмерная нелинейная задача для оболочки расщеплена на две последовательно решаемые задачи: двумерную нелинейную задачу, определяющую продольные компоненты тензоров деформаций и напряжений, и одномерную (по поперечной координате) линейную задачу, определяющую поперечные компоненты этих тензоров.

В отличие от [1, 2, 4] дифференциальный порядок двумерной нелинейной задачи равен двенадцати, а число ее естественных контурных условий равно шести.

При изложении материала сохранены обозначения, принятые в [4]. Прописные латинские индексы принимают значения 1, 2 и 3, строчные — 1 и 2.

**1. Формулировка двумерных кинематических и динамических уравнений.** Пусть  $t_M$  — пространственная система криволинейных координат, связанная с базисной поверхностью  $b$  оболочки (параметры  $t_1$  и  $t_2$  — внутренние координаты этой поверхности, параметр  $t_3$  — нормальная к ней координата). Введенной системе координат ставятся в соответствие два начальных базиса: трехмерный базис  $A_{(N)}(t_M)$ , определенный во всем объеме оболочки, и двумерный базис  $a_{(N)}(t_m)$ , определенный на базисной поверхности.

Деформация оболочки преобразует начальные базисы в соответствующие мгновенные базисы  $A_{(N)}(t_M)$  и  $a_{(N)}(t_m)$  (возможная зависимость от времени предполагается, но явно не указывается). Из полного их преобразования выделяется жесткий поворот, порождающий повернутые базисы  $A_{[N]}(t_M)$  и  $a_{[N]}(t_m)$ . Длина нормального вектора  $a_{(3)}$  принимается по определению постоянной (не обязательно единичной). В процессе деформации этот вектор преобразуется в мгновенный вектор  $a_{(3)}$ , не являющийся нормальным к деформированной базисной поверхности и имеющий длину, отличную от начальной. Соответствующий повернутый вектор  $a_{[3]}$  принимается по определению коллинеарным мгновенному, так что

$$a_{(3)} = (a_{33} + u_{[33]})a^{[3]}, \quad \{a_{[3]} \| a_{(3)} \Rightarrow a^{[3]} \| a_{(3)}\}.$$

Скалярная функция  $u_{[33]}(t_m)$  является мерой удлинения нормального вектора при деформации.

Пусть в любой момент времени деформация оболочки подчиняется кинематической связи

$$(1.1) \quad A_{(3)} = a_{(3)},$$

обеспечивающей однородность по толщине оболочки поперечной деформации растяжения — сжатия. Следствием связи (1.1) является линейное распределение по нормальной координате поля перемещений оболочки:

$$(1.2) \quad U = u + t_3 w, \quad w = a_{(3)} - a_{(3)}$$

( $u(t_m)$  — поле перемещений точек базисной поверхности). По формулам (1.4) [4] определяется соответствующее распределению (1.2) поле деформаций оболочки:

$$(1.3) \quad U_{[n]} = u_{[n]} + t_3 w_{[n]}, \quad U_{[3]} = u_{[3]}.$$

Здесь  $u_{[N]}(t_m)$  и  $w_{[n]}(t_m)$  — двумерные поля деформаций оболочки, определяемые равенствами

$$(1.4) \quad \begin{aligned} u_{[n]} &= \partial_n u - (1/f)v \times (a_{(n)} + (1/2)v \times a_{(n)}), \\ w_{[n]} &= v_{[n]} \times a_{[3]} + \partial_n u_{[3]}, \quad u_{[3]} = a_{(3)} - a_{[3]}, \quad v_{[n]} = (1/f)(\partial_n v + (1/2)v \times \partial_n v), \\ f &= 1 + (1/4)v \cdot v \end{aligned}$$

( $v_{[n]}(t_m)$  — поле изгибов координатных линий  $t_m = \text{const}$ , порождаемое полем жестких поворотов  $v(t_m)$ ,  $\partial_n$  — оператор частного дифференцирования по  $t_n$ ).

Из вариационного равенства, формулирующего принцип виртуальных перемещений оболочки с кинематической связью (1.1), следуют определенные на базисной поверхности  $b$  двумерные динамические уравнения

$$(1.5) \quad \nabla_{(n)} x^{(n)} + f = 0, \quad \nabla_{(n)} z^{(n)} - x^{(3)} + h = 0, \quad a_{(N)} \times x^{(N)} + \partial_n a_{(3)} \times z^{(n)} = 0;$$

определенные на ее контуре  $c$  граничные условия

$$(1.6) \quad [(e_{(v)} \cdot a_{(n)}) x^{(n)} - f_{(v)}] \cdot \nabla_0 u = 0, \quad [(e_{(v)} \cdot a_{(n)}) z^{(n)} - h_{(v)}] \cdot \nabla_0 w = 0;$$

формула для поверхностной плотности виртуальной энергии деформации

$$(1.7) \quad w_0 = x^{(N)} \cdot (\nabla_0 u_{[N]} - v_0 \times u_{(N)}) + z^{(n)} \cdot (\nabla_0 w_{[n]} - v_0 \times w_{[n]})$$

и равенства, определяющие моменты силовых полей оболочки:

$$(1.8) \quad \begin{aligned} x^{(N)} &= \frac{1}{j} \int_{b_-}^{b_+} X^{(N)} J dt_3, \quad z^{(n)} = \frac{1}{j} \int_{b_-}^{b_+} X^{(n)} J t_3 dt_3, \\ f &= \frac{1}{j} \int_{b_-}^{b_+} [FJ + \partial_3 (X^{(3)} J)] dt_3, \quad f_{(v)} = \frac{1}{j} \int_{b_-}^{b_+} F_{(v)} J dt_3, \\ h &= \frac{1}{j} \int_{b_-}^{b_+} [FJ t_3 + \partial_3 (X^{(3)} J t_3)] dt_3, \quad h_{(v)} = \frac{1}{j} \int_{b_-}^{b_+} F_{(v)} J t_3 dt_3. \end{aligned}$$

Здесь  $\nabla_{(n)}$  — оператор ковариантного дифференцирования по  $t_n$  в начальном базисе  $a_{(N)}$ ;  $e_{(v)}$  — поле единичных нормалей к торцевой поверхности оболочки;  $v_0$  — двумерное поле виртуальных поворотов;  $\nabla_0$  — оператор полной вариации;  $j$  и  $J$  — якобианы базисов  $a_{(N)}$  и  $A_{(N)}$  соответственно;  $t_3 = b_-$  и  $t_3 = b_+$  — уравнения внешних поверхностей оболочки;  $X^{(N)}(t_M)$  — поле напряжений в оболочке;  $F(t_M)$  — поле объемных (в том числе инерционных) сил;  $F_{(v)}(t_M)$  — поле внешних сил, распределенных по торцевой поверхности оболочки.

Равенства (1.8) определяют: двумерное поле внутренних усилий  $x^{(N)}$ , двумерное поле внутренних моментов  $z^{(n)}$ , двумерные поля внешних (в том числе инерционных) сил  $f$  и  $f_{(v)}$ , двумерные поля внешних (в том числе инерционных) моментов  $h$ ,  $h_{(v)}$ .

Второе из векторных уравнений (1.5) с помощью третьего приводится к двум уравнениям

$$\begin{aligned} (\nabla_{(n)} z^{(n)} - x^{(3)} + h) \cdot a_{[3]} &= 0, \\ \nabla_{(n)} (a_{[3]} \times z^{(n)}) + a_{(n)} \times x^{(n)} + a_{[3]} \times h &= 0, \end{aligned}$$

первое из которых является условием равновесия моментов в направлении вектора  $a_{[3]}$ , а второе — условием равновесия моментов в направлениях, нормальных к  $a_{[3]}$ . Подстановка

$$a_{[3]} \times z^{(n)} = y^{(n)}, \quad a_{[3]} \times h = g$$

превращает его во второе уравнение (2.6) [4]. Это значит, что динамические уравнения (1.5) содержат в себе как частный случай динамические уравнения более простой модели [4].

Переход к скалярной формулировке двумерных кинематических и динамических уравнений оболочки наиболее просто осуществляется с помощью разложений

$$(1.9) \quad \begin{aligned} \mathbf{u} &= u_{(N)} \mathbf{a}^{(N)}, \quad \mathbf{u}_{[n]} = u_{[nM]} \mathbf{a}^{[M]}, \quad \mathbf{u}_{[3]} = u_{[33]} \mathbf{a}^{[3]}, \\ \mathbf{v} &= v_{(N)} \mathbf{a}^{(N)}, \quad \mathbf{v}_{[n]} = v_{[nM]} \mathbf{a}^{[M]}, \quad \mathbf{w}_{[n]} = w_{[nM]} \mathbf{a}^{[M]}, \\ \mathbf{x}^{(n)} &= x^{[nM]} \mathbf{a}_{[M]}, \quad \mathbf{f} = f^{[M]} \mathbf{a}_{[M]}, \quad \mathbf{f}_{(v)} = f_{(vM)} \mathbf{a}^{(M)}, \\ \mathbf{z}^{(n)} &= z^{[nM]} \mathbf{a}_{[M]}, \quad \mathbf{h} = h^{[M]} \mathbf{a}_{[M]}, \quad \mathbf{h}_{(v)} = h_{(vM)} \mathbf{a}^{(M)} \end{aligned}$$

(вектор  $\mathbf{u}_{[3]}$  по определению является однокомпонентным в повернутом базисе). С помощью (1.9) формулируются следующие скалярные кинематические и динамические уравнения оболочки.

Уравнения, определяющие компоненты деформационных тензоров через компоненты векторов перемещений и поворотов:

$$(1.10) \quad \begin{aligned} u_{[nM]} &= a^{LK} (\nabla_{(n)} u_{(L)} - w_{(nL)}) (a_{MK} + w_{MK}), \\ v_{[n,M]} &= \frac{1}{f} \nabla_{(n)} v_{(L)} \left( a^{LK} + \frac{1}{2} a^{LKJ} v_{(J)} \right) (a_{MK} + w_{MK}), \\ w_{[nm]} &= (a_{33} + u_{[33]}) a_{m..}^{L3} v_{[nL]} + b_{nm} a^{33} u_{[33]}, \\ w_{[n3]} &= \partial_n u_{[33]}, \quad f = 1 + \frac{1}{4} v_{(L)} v^{(L)}, \\ w_{(NM)} &= \frac{1}{f} a_{NML} v^{(L)} + \frac{1}{2f} (v_{(N)} v_{(M)} - a_{NM} v_{(L)} v^{(L)}). \end{aligned}$$

Динамические уравнения, связывающие компоненты силовых тензоров:

$$(1.11) \quad \begin{aligned} \nabla_{(n)} x^{[nM]} + a_{..K}^{ML} v_{[nL]} x^{[nK]} + f^{[M]} &= 0, \\ \nabla_{(n)} z^{[nM]} + a_{..K}^{ML} v_{[nL]} z^{[nK]} - x^{[3M]} + h^{[M]} &= 0, \\ a_{LK}^{M..} [(a_{NM} + u_{[NM]}) x^{[NL]} + (b_{nM} + w_{[nM]}) z^{[nL]}] &= 0. \end{aligned}$$

Граничные условия на контуре базисной поверхности:

$$(1.12) \quad \begin{aligned} [e_{(vN)} x^{[nL]} (a_{LM} + w_{(LM)}) - f_{(vM)}] \nabla_0 u^{(M)} &= 0, \\ [e_{(vM)} z^{[nL]} (a_{LM} + w_{(LM)}) - h_{(vM)}] \nabla_0 w^{(M)} &= 0. \end{aligned}$$

Уравнение, определяющее поверхностную плотность виртуальной энергии деформации и обнаруживающее энергетическое соответствие между компонентами деформационных и силовых тензоров в повернутом базисе:

$$(1.13) \quad w_0 = x^{[nM]} \nabla_0 u_{[nM]} + x^{[33]} \nabla_0 u_{[33]} + z^{[nM]} \nabla_0 w_{[nM]}.$$

При формулировке задач в моментах напряжений вместо кинематических уравнений (1.10) для деформационных тензоров  $u_{[nM]}$  и  $v_{[nM]}$  привлекаются уравнения совместности деформаций [4], имеющие скалярное представление

$$(1.14) \quad \begin{aligned} \nabla_{(n)} \hat{v}^{[nM]} + \frac{1}{2} a_{..K}^{ML} v_{[nL]} \hat{v}^{[nK]} &= 0, \\ \nabla_{(n)} \hat{u}^{[nM]} + a_{..K}^{ML} (a_{nL} + u_{[nL]}) \hat{v}^{[nK]} &= 0, \\ \hat{v}^{[nM]} = a^{LM} a^{nm3} v_{[mL]}, \quad \hat{u}^{[nM]} = a^{LM} a^{nm3} u_{[mL]}, \end{aligned}$$

При выводе уравнений (1.10)–(1.14) использованы следующие правила варьирования и дифференцирования векторных и тензорных полей:

$$\begin{aligned} \nabla_0 \mathbf{a}_{[M]} &= \mathbf{v}_0 \times \mathbf{a}_{[M]}, \quad \nabla_0 \mathbf{u}_{[N]} - \mathbf{v}_0 \times \mathbf{u}_{[N]} = \mathbf{a}^{[M]} \nabla_0 u_{[NM]}, \\ \nabla_{(n)} \mathbf{a}_{[M]} &= \mathbf{v}_{[n]} \times \mathbf{a}_{[M]}, \quad \nabla_0 \mathbf{w}_{[n]} - \mathbf{v}_0 \times \mathbf{w}_{[n]} = \mathbf{a}^{[M]} \nabla_0 w_{[nM]}, \\ \nabla_{(n)} u_{[3n]} &= 0, \quad \nabla_{(n)} w_{(M)} = \partial_n w_{(M)} - c_{nM}^L w_{(L)}, \\ \nabla_{(n)} y^{[mM]} &= \partial_n y^{[mM]} + c_{nL}^m y^{[LM]} + c_{..nL}^M y^{[mL]} \end{aligned}$$

п введены обозначения:  $a_{NM}$ ,  $a_{NML}$  — метрический и дискриминантный тензоры начального и повернутого базисов,  $b_{nm}$  — тензор начальной кривизны базисной поверхности,  $e_{(vN)} = \mathbf{e}_{(v)} \cdot \mathbf{a}_{(n)}$ ,  $c_{nM}^K$  — кристофели 2-го рода начального базиса, опреде-

ляемые равенствами

$$c_{.nM}^K = \begin{cases} \frac{1}{2} a^{kl} (\partial_n a_{ml} + \partial_m a_{ln} - \partial_l a_{nm}) & \{M = m, K = k\}, \\ -a^{33} b_{nm} & \{M = m, K = 3\}, \\ a^{kl} b_{nl} & \{M = 3, K = k\}, \\ 0 & \{M = 3, K = 3\}. \end{cases}$$

Кинематические уравнения (1.11) сформулированы с точностью до произвольного поворота относительно вектора  $\mathbf{a}_{(3)}$ . Для исключения этого произвола необходимо подчинить вектор поворота одному скалярному условию. Наиболее простым является условие  $\mathbf{v} \cdot \mathbf{a}_{(3)}$ , которое исключает жесткий поворот базиса относительно нормали к базисной поверхности. С этой же целью можно использовать условия  $u_{[12]} = u_{[21]}$ , или  $u_{[12]} = 0$ , или  $u_{[21]} = 0$ , однако их реализация в нелинейных задачах гораздо сложнее, чем условия

$$(1.15) \quad \mathbf{v} \cdot \mathbf{a}_{(3)} = \mathbf{v}_{(3)} = 0.$$

При необходимости переход от разложения по повернутому базису к разложениям по начальному и мгновенному базисам осуществляется по следующим формулам преобразования базисов:

$$\mathbf{a}_{(N)} = (a_{MN} + w_{(MN)})\mathbf{a}^{[M]}, \quad \mathbf{a}_{(N)} = (a_{NM} + u_{[NM]})\mathbf{a}^{[M]}.$$

**2. Формулировка двумерных определяющих уравнений.** Пусть известны уравнения, определяющие симметрический пространственный тензор напряжений

$$X^{(NM)} = X^{(N)} \cdot \mathbf{A}^{(M)}$$

через симметрический пространственный тензор деформаций Грина

$$(2.1) \quad U_{(NM)} = \frac{1}{2} (\mathbf{A}_{[M]} \cdot \mathbf{U}_{[N]} + \mathbf{A}_{[N]} \cdot \mathbf{U}_{[M]} + \mathbf{U}_{[N]} \cdot \mathbf{U}_{[M]}),$$

т. е. предполагаются известными трехмерные определяющие уравнения вида

$$(2.2) \quad X^{(NM)} = X^{(NM)}(U_{(LK)}).$$

Так как трехмерный тензор  $U_{(LK)}$  с помощью (2.1), (1.3), (1.9) и (1.10) выражается через двумерные параметры  $u_{[LK]}$ ,  $u_{[33]}$ ,  $w_{[LK]}$ , то объемная плотность виртуальной энергии деформации оболочки, определяемая равенством

$$(2.3) \quad W_0 = X^{(NM)} \nabla_0 U_{(NM)},$$

может быть представлена в виде

$$W_0 = X^{(NM)} [(\partial U_{(NM)} / \partial u_{[LK]}) \nabla_0 u_{[LK]} + (\partial U_{(NM)} / \partial u_{[33]}) \nabla_0 u_{[33]} + (\partial U_{(NM)} / \partial w_{[LK]}) \nabla_0 w_{[LK]}].$$

Поверхностная плотность виртуальной энергии деформации определяется через объемную по формуле

$$v_0 = \frac{1}{j} \int_{b_-}^{b_+} w_0 J dt_3.$$

Сравнение этой формулы с (1.13) дает двумерные определяющие уравнения оболочки

$$(2.4) \quad \begin{aligned} x^{[LK]} &= \frac{1}{j} \int_{b_-}^{b_+} (\partial U_{(NM)} / \partial u_{[LK]}) X^{(NM)} J dt_3, \\ x^{[33]} &= \frac{1}{j} \int_{b_-}^{b_+} (\partial U_{(NM)} / \partial u_{[33]}) X^{(NM)} J dt_3, \\ z^{[LK]} &= \frac{1}{j} \int_{b_-}^{b_+} (\partial U_{(NM)} / \partial w_{[LK]}) X^{(NM)} J dt_3. \end{aligned}$$

Эти уравнения замыкают сформулированную в п. 1 систему двумерных кинематических и динамических уравнений (1.10)—(1.12) и (1.15). Замкнутую систему образуют тридцать четыре уравнения относительно функций  $u_{(N)}$ ,  $v_{(N)}$ ,  $u_{[33]}$ ,  $u_{[nM]}$ ,  $w_{[nM]}$ ,  $x^{[NM]}$ ,  $z^{[nM]}$ . Шестнадцать из этих уравнений являются алгебраическими. В результате их исключения может быть образована система из восемнадцати дифференциальных уравнений первого порядка относительно функций  $u_{(N)}$ ,  $v_{(n)}$ ,  $u_{[33]}$ ,  $x^{[nM]}$ ,  $z^{[nM]}$ . Последняя допускает исключение функций  $x^{[NM]}$ ,  $z^{[nM]}$  и приводится к системе шести уравнений второго порядка относительно кинематически независимых параметров  $u_{(N)}$ ,  $v_{(n)}$ ,  $u_{[33]}$ . Полный дифференциальный порядок разрешающей системы по каждой из переменных  $t_m$  равен двенадцати, число контурных граничных условий (1.12) равно шести.

**3. Определение пространственных тензоров напряжений и деформаций.** В результате решения двумерной задачи, формулируемой замкнутой системой уравнений (1.10)—(1.12), (1.15) и (2.4), определяются двумерные кинематические параметры оболочки: вектор перемещений  $u_{(N)}$  и вектор поворотов  $v_{(N)}$  ( $v_{(3)} = 0$ ), первый тензор деформаций  $u_{[NM]}$  ( $u_{[3m]} = 0$ ) и второй тензор деформаций  $w_{[nM]}$ . По формулам (1.2), (1.3) и (2.1) через них определяются трехмерные кинематические параметры: вектор перемещений  $U(t_M)$  и симметрический тензор деформаций  $U_{(NM)}(t_L)$ . Уравнения (2.2) определяют симметрический тензор напряжений  $X^{(NM)}(t_L)$ . Однако определение компонент  $X^{(33)} = X^{(3N)}$  таким способом нельзя считать удовлетворительным, поскольку оно не обеспечивает выполнения условий на ограничивающих оболочку поверхностях  $t_3 = b_-(t_m)$  и  $t_3 = b_+(t_m)$ . Для более точного определения этих компонент может быть применен следующий способ, обоснованный при асимптотическом анализе линейной задачи упругости для оболочки [5]: из уравнений связи определяются компоненты  $X^{(NM)}$  и отвечающие им векторы напряжений  $X^{(n)} = X^{(nM)}A_{(M)}$ , а вектор  $X^{(3)} = X^{(3M)}A_{(M)}$  определяется из динамического уравнения (1.5) [4] квадратурой по нормальной координате  $t_3$ :

$$(3.1) \quad X^{(3)} = \frac{1}{J} \left\{ f^{(3)} - \int [FJ + \partial_n (X^{(n)}J)] dt_3 \right\},$$

причем вектор  $f^{(3)}(t_m)$  определяется при подчинении вектора  $X^{(3)}(t_M)$  граничному условию на одной из внешних поверхностей оболочки (его выполнение на другой поверхности обеспечивается за счет двумерных уравнений (1.5)).

Тем самым будет определен полный пространственный тензор напряжений в оболочке. Посредством обращения уравнений (2.2) может быть определен соответствующий ему пространственный тензор деформаций. Этим завершается процедура решения нелинейной пространственной задачи деформирования оболочки.

Нелинейная модель оболочки, формулируемая системой уравнений (1.10)—(1.12), (1.15), (2.4) и (3.1), свободна от трех существенных недостатков, свойственных модели, сформировавшейся в [1, 2].

Во-первых, она позволяет решением двумерной задачи точно выполнить на торцевой поверхности оболочки кинематическое граничное условие  $U = 0$  трехмерной задачи, тогда как у двумерной задачи [1, 2] для этого не хватает одного контурного условия.

Во-вторых, определяющие уравнения (2.4) двумерной задачи однозначно формулируются через определяющие уравнения (2.2) трехмерной задачи и поэтому не содержат, как в [1, 2], неопределенных «коэффициентов сдвига».

В-третьих, поперечные компоненты тензора напряжений определяются из уравнения (3.1) как однозначные функции нормальной координаты, удовлетворяющие граничным условиям на внешних поверхностях оболочки, тогда как в [1, 2] эти компоненты содержат в качестве множителей неопределенные функции нормальной координаты.

**4. Переход к физическим составляющим.** Пусть  $t_N$  — главная система координат оболочки;  $u_N$ ,  $v_N$  — физические компоненты векторов перемещений и поворотов в начальном базисе;  $u_{NM}$ ,  $v_{nM}$ ,  $w_{nM}$ ,  $x_{NM}$ ,  $z_{nM}$  — физические компоненты деформационных и силовых тензоров в повернутом базисе.

Замкнутую систему для физических компонент векторов и тензоров, определяющих нелинейную деформацию оболочки с кинематической связью (1.1), образуют следующие группы двумерных уравнений.

Уравнения, определяющие компоненты первого тензора деформаций оболочки через перемещения и повороты:

$$(4.1) \quad \begin{aligned} u_{nL} &= (u_{(nM)} - w_{(nM)})(e_{LM} + w_{(LM)}), \\ u_{(nM)} &= [\partial_n (a_M u_M) - c_{LnM} a_L u_L] / a_n a_M, \\ w_{(NM)} &= \frac{1}{f} e_{NML} v_L + \frac{1}{2f} (v_N v_M - e_{NM} v_L v_L), \\ f &= 1 + \frac{1}{4} v_L v_L, \quad v_3 = 0. \end{aligned}$$

Уравнения, определяющие компоненты тензора изгибаний через повороты:

$$(4.2) \quad v_{nJ} = \frac{1}{f} v_{(nM)} \left( e_{ML} + \frac{1}{2} e_{MLK} v_K \right) (e_{JL} + w_{(JL)}),$$

$$v_{(nM)} = [\partial_n (a_M v_M) - c_{LnM} a_L v_L] / a_n a_M, \quad v_3 = 0.$$

Уравнения, определяющие компоненты второго тензора деформаций оболочки через компоненты тензора изгибаний и относительное удлинение нормали  $u_{33}$ :

$$(4.3) \quad w_{nM} = e_{3Ml} v_{nl} (1 + u_{33}) + [\partial_n (a_M u_{3M}) - c_{LnM} a_L u_{3L}] / a_n a_M.$$

Уравнения движения (равновесия):

$$(4.4) \quad \nabla_n x_{nM} + e_{MLK} v_{nL} x_{nK} + f_M = 0,$$

$$\nabla_n z_{nM} + e_{MLK} v_{nL} z_{nK} - x_{3M} + h_M = 0,$$

$$e_{MLk} [(e_{NM} + u_{NM}) x_{NL} + (b_{nM} + w_{nM}) z_{nL}] = 0.$$

Уравнение для поверхностной плотности виртуальной энергии деформации:

$$(4.5) \quad w_0 = x_{nM} \nabla_0 u_{nM} + x_{33} \nabla_0 u_{33} + z_{nM} \nabla_0 w_{nM}.$$

Граничные условия на контуре базисной поверхности могут иметь либо динамическую формулировку

$$(4.6) \quad e_{(vn)} x_{nL} (e_{LM} + w_{(LM)}) = f_{(vM)}, \quad e_{(vn)} z_{nL} (e_{LM} + w_{(LM)}) = h_{(vM)},$$

когда на торцевой поверхности оболочки заданы напряжения, либо кинематическую формулировку

$$(4.7) \quad \nabla_0 u_M = 0, \quad \nabla_0 w_M = \nabla_0 (u_{3M} - w_{(M3)}) = 0,$$

когда на этой поверхности заданы перемещения, либо смешанную формулировку, когда на одной части торцевой поверхности заданы напряжения, а на другой — перемещения.

В уравнениях (4.1)–(4.7) по связанным индексам производится суммирование;  $a_n$  — метрические параметры Ламэ недеформированной базисной поверхности;  $b_{nn}$  — ее главные кривизны;  $e_{(vn)}$  — направляющие косинусы нормали к ее контуру;  $f_{(vM)}$  и  $h_{(vM)}$  — физические компоненты главного вектора и главного момента торцевой нагрузки в начальном базисе;  $f_M$  и  $h_M$  — физические компоненты главного вектора и главного момента поверхностной нагрузки в повернутом базисе;  $e_{NM}$  — тензор Кронекера;  $e_{NML}$  — тензор Леви — Чивита,

$$a_3 = 1, \quad b_{12} = b_{21} = b_{n3} = 0, \quad u_{3n} = 0, \quad c_{nnn} = \partial_n a_n / a_n, \quad c_{112} = c_{121} = \partial_2 a_1 / a_1,$$

$$c_{mn3} = a_n b_{nm} / a_m, \quad c_{212} = c_{221} = \partial_1 a_2 / a_2, \quad c_{mnn} = -a_n \partial_m a_n / (a_m)^2 (m \neq n),$$

$$c_{3nm} = -a_n a_m b_{nm}, \quad c_{3n3} = 0,$$

$$\nabla_n y_{nM} = \frac{a_M}{a_1 a_2} \left[ \partial_n \left( \frac{a_1 a_2}{\tilde{a}_n \tilde{z}_M} y_{nM} \right) + c_{MnL} \frac{a_1 a_2}{\tilde{a}_n \tilde{z}_L} y_{nL} \right].$$

Физические компоненты пространственных тензоров напряжений и деформаций определяются в метрике начального базиса равенствами

$$X_{NM} = A_N A_M X^{(NM)}, \quad U_{NM} = U_{(NM)} / A_N A_M,$$

где

$$A_3 = 1; \quad A_n = a_n B_n; \quad B_n = 1 + b_{nn} t_3.$$

При этом физические тензоры  $X_{NM}$  и  $U_{NM}$  остаются симметрическими и энергетически соответствующими друг другу в смысле равенства (2.3).

Пространственный тензор деформаций оболочки определяется через ее двумерные тензоры деформаций равенствами

$$(4.8) \quad U_{nm} = \frac{1}{2} \left[ B_n^{-1} (u_{nm} + t_3 w_{nm}) + B_m^{-1} (u_{mn} + t_3 w_{mn}) + \right.$$

$$\left. + B_n^{-1} B_m^{-1} (u_{nL} + t_3 w_{nL}) (u_{mL} + t_3 w_{mL}) \right],$$

$$U_{n3} = U_{3n} = \frac{1}{2} B_n^{-1} (1 + u_{33}) (u_{n3} + t_3 w_{n3}), \quad U_{33} = u_{33} + \frac{1}{2} (u_{33})^2.$$

При известной функциональной зависимости тензора напряжений  $X_{NM}$  от тензора деформаций  $U_{LK}$  устанавливаются следующие уравнения связи между двумер-

ными силовыми и деформационными тензорами оболочки:

$$(4.9) \quad \begin{aligned} x_{lK} &= \int_{b_-}^{b_+} (\partial U_{NM} / \partial u_{lK}) X_{NM} B_1 B_2 dt_3, \\ x_{33} &= \int_{b_-}^{b_+} (\partial U_{NM} / \partial u_{33}) X_{NM} B_1 B_2 dt_3, \\ z_{lK} &= \int_{b_-}^{b_+} (\partial U_{NM} / \partial w_{lK}) X_{NM} B_1 B_2 dt_3. \end{aligned}$$

Уравнения (4.1)–(4.9) образуют замкнутую систему уравнений относительно неизвестных функций  $u_N$ ,  $v_n$ ,  $u_{33}$ ,  $u_{nM}$ ,  $w_{nM}$ ,  $x_{NM}$ ,  $z_{nM}$  и их частных производных первого порядка. Тензор изгибаний  $v_{nM}$  играет в этой системе вспомогательную роль краткого обозначения дифференциального выражения (4.2).

После решения двумерной системы (4.1)–(4.9) пространственные параметры напряженно-деформированного состояния оболочки определяются по схеме, изложенной в п. 3.

Поступила 6 X 1982

#### ЛИТЕРАТУРА

1. Айнола Л. Я. Нелинейная теория типа Тимошенко для упругих оболочек.— Изв. АН ЭССР, сер. физ.-мат. и техн. наук, 1965, т. 14, № 3.
2. Галимов К. З. Нелинейная теория тонких оболочек типа Тимошенко.— В кн.: Исследования по теории пластин и оболочек. Вып. 11. Казань, 1975.
3. Шкутин Л. И. Нелинейные модели деформируемых моментных сред.— ПМТФ, 1980, № 6.
4. Шкутин Л. И. Нелинейная модель оболочки с недеформируемыми поперечными волокнами.— ПМТФ, 1982, № 1.
5. Федорова Н. А., Шкутин Л. И. Асимптотика осесимметричной задачи упругости для анизотропной цилиндрической оболочки.— ПМТФ, 1981, № 5.

УДК 539.214 + 539.374 + 517.9

#### О СУЩЕСТВОВАНИИ РЕШЕНИЙ В ТЕОРИИ ИДЕАЛЬНОЙ ПЛАСТИЧНОСТИ ГЕНКИ

А. М. ХЛУДНЕВ

(Новосибирск)

Существование слабого решения в теории идеальной пластичности Генки получено лишь в частном случае условия текучести Мизеса и в предположении изотропности материала [1]. Вектор деформаций при этом находится из пространства, сопряженного к  $L^\infty(\Omega)$ . В данной работе доказывается существование решения при произвольном условии текучести и без предположения изотропности. Вектор перемещения принадлежит пространству  $L^{3/2}(\Omega)$ .

Определяющие уравнения рассматриваемой теории пластичности дают представление полных деформаций в виде суммы упругих и пластических составляющих

$$(1) \quad \varepsilon_{ij}(u) = c_{ijkl} \sigma_{kl} + \xi_{ij}, \quad i, j = 1, 2, 3,$$

причем напряжения не превосходят предела текучести  $\Phi(\sigma) \leq 0$ , а пластические деформации  $\xi_{ij}$  удовлетворяют неравенству [1–3]

$$(2) \quad \xi_{ij}(\tau_{ij} - \sigma_{ij}) \leq 0 \quad \forall \tau, \quad \Phi(\tau) \leq 0.$$

В области  $\Omega \subset R^3$  выполнены уравнения равновесия

$$(3) \quad -\sigma_{ij,j} = f_i, \quad i = 1, 2, 3.$$

На границе области  $\Gamma$  справедливо условие

$$(4) \quad u = 0.$$

Здесь  $f_i$  — заданные массовые силы; функция  $\Phi$  описывает условие текучести. Предполагается, что  $\Phi$  непрерывна, выпукла и множество  $\tilde{K} = \{\lambda \in R^6 | \Phi(\lambda) \leq 0\}$  содер-