# Приложение 6

# КРАЕВЫЕ ЗАДАЧИ О НАПРЯЖЕННО-ДЕФОРМИРОВАННОМ СОСТОЯНИИ ТВЕРДЫХ ТЕЛ. СТАТИКА. БОЛЬШИЕ ДЕФОРМАЦИИ (теория)

# П6.1 О классических типах формулирования алгоритмов решения геометрически нелинейных краевых задач

После того, как будут получены системы алгебраических уравнений (САУ) для итерационного решения краевых задач с геометрической нелинейностью, проявятся две проблемы:

• во-первых, на момент вычисления компонент САУ текущая геометрия тела не определена;

• во-вторых, напряжения  $\sigma^{ii}$  (Эйлера-Коши), вычисленные в разных конфигурациях, нельзя просто так складывать, поскольку нужно учитывать вращение площадок, на которых они вычислялись и вычисляются.

Первая проблема вынуждает искать решение на основе предварительно определенной (опорной) геометрии тела, вторая – проводить преобразования напряжений.

Если в качестве опорной геометрии тела на всех этапах нагружения используется начальная геометрия, то такой подход называют "полная формулировка Лагранжа" (Total Lagrange – TL). Иначе, если в качестве опорной геометрии тела на всех этапах нагружения используется геометрия, которая создана предыдущим этапом нагружения, то такой подход называют "модифицированная формулировка Лагранжа" (Updated Lagrange – UL).

TL-формулировку можно применять лишь тогда, когда при получении решения не имеет значения история нагружения тела. Эта история может быть значащей:

• при потере устойчивости геометрии тела, если нужно изучать дальнейшее его напряженно-деформированное состояние, в частности, после так называемого "прощелкивания" конструкции;

• при сложном упруго-пластическом нагружении, когда в разных частях тела реализуются разные траектории деформирования, в частности, одновременно происходят процессы активного упруго-пластического деформирования и упругой разгрузки;

• при действительно значительных деформациях, когда теоретически нельзя складывать даже деформации, а можно складывать только скорости деформаций, т.е. реализовывать формулировку Эйлера. Погрешность, которая возникает при простом сложении деформаций, считается небольшой где-то в пределах до 2 процентов деформации.

При применении UL-формулировки нужно автоматически всю историю нагружения разделять на отдельные этапы и на всех этапах обеспечивать относительно небольшие приращения нагрузки. Наличие многих этапов обычно увеличивает время получения решения краевой задачи. Поэтому, если отсутствуют неупругие деформации или упруго-пластическое нагружение - пропорциональное, а деформации - относительно малы, использование формулировки TL обычно эффективнее, чем UL, так как все нагружение можно провести за один этап. И лишь тогда, когда краевая задача обязывает применение малых приращений нагрузки, нужно применять формулировку UL.

Далее коротко рассмотрим эти обе формулировки и сопутствующие проблемы.

Использование базовой, а не текущей, конфигурации тела нуждается в перерасчете величин, фигурирующих в формулах, на базовую конфигурацию. Поэтому изменяются даже названия (меры) тензоров напряжений и деформаций.

В таблице П6.1 приведена краткая информация о характерных ситуаций при наличии физической и/или геометрической нелинейности (формулировка Эйлера с неподвижной сеткой и ALE (смешанная Эйлера-Лагранжа) – не рассматриваются).

Тип анализа	Описание ситуации	Типы формулировок	Меры деформаций и напряжений	
Только нелиней- ность свойств ма- териала (только физическая нели- нейность)	Бесконечно малые парал- лельные перемещения и вращения; соотношения "напряжения-деформа- ции" являются нелиней- ными	Только нелиней- ность свойств мате- риала (Materially nonlinear only – <b>MNO</b> )	Напряжения Эйлера-Коши, малые деформации Грина- Лагранжа (Cauchy stress, small Green-Lagrange strain)	
Большие парал- лельные переме- щения, большие вращения, но ма- лые деформации	Параллельные перемеще- ния и вращения волокон являются большими, но удлинения волокна и уг- ловые изменения между волокнами являются ма- лыми; соотношения "на- пряжения-деформации" могут быть линейными или нелинейными	Полная формули- ровка Лагранжа (Total Lagrange – TL)	Напряжения Пиола- Кирхгофа 2-го рода, малые деформации Грина- Лагранжа (Second Piola- Kirchhoff stress, small Green-Lagrange strain)	
		Модифицированная формулировка Ла- гранжа (Updated Lagrange – UL)	Напряжения Эйлера-Коши, малые деформации Аль- манси (Cauchy stress, small Almansi strain)	
Большие парал- лельные переме- щения, большие вращения и боль- шие деформации	Параллельные перемеще- ния и вращения волокон являются большими; уд- линение волокон и угло- вые изменения между во- локнами также являются большими, соотношения "напряжения-деформа- ции" могут быть линей- ными или нелинейными	Полная формули- ровка Лагранжа (Total Lagrange – TL)	Напряжения Пиола- Кирхгофа 2-го рода, де- формации Грина-Лагранжа (Second Piola-Kirchhoff stress, large Green-Lagrange strain)	
		Модифицированная формулировка Ла- гранжа (Updated Lagrangian – UL)	Напряжения Эйлера-Коши, логарифмические дефор- мации Генки (Cauchy stress, logarithmic strain Hencky)	

Таблица	П6.1 -	Ситуации	при молели	ровании	нелинейных	краевых зала	ч о НЛС тел
						in property output	

Рассмотрим вопросы о деформациях Грина-Лагранжа и Генки, о тензоре Эйлера-Коши и втором тензоре напряжений Пиола-Кирхгофа, а также об определяющих уравнениях, которые будут использоваться при формулировании постановок краевых задач.

# П6.2 Основные определения и соотношения, необходимые для формулирования алгоритмов решения геометрически нелинейных краевых залач

Постановка краевой задачи сделана в Разделе П5.1.

# П6.2.1 Системы координат. Метрический тензор

Системой отсчета Я называют совокупность по крайней мере 4-х точек, не лежащих в одной плоскости. Очевидно, что ее геометрия может быть и евклидовой.

В общем случае для описания состояния тела обычно вводят несколько координатных систем. Введем такие системы с ортогональными базисами (см. рис.П6.1):

• глобальную неподвижную декартову систему координат с базисом  $\vec{k}_i$ , осями  $x^{i}$ ; i = 1, 2, 3 и точкой  $M^{0}$ , в которой помещается начало системы. Любую точку  $P_{_{(0)}}$  задает вектор  $\vec{r}^{(0)}$ , проведенный к ней из начала координат с базисом  $\vec{k}_i$ ;

• глобальную неподвижную, в общем случае криволинейную систему координат с базисом  $\vec{e}_i$  и координатными линиями  $a^i = a^i(x^j)$ ; i, j = 1, 2, 3. Обычно она тоже имеет начало в точке  $M^0$ , но это не является обязательным. Базис  $\vec{e}_i$  может совпадать с базисом  $\vec{k}_i$ . Условие  $a^{i} = const; i = 1, 2, 3$  задает координатную поверхность. Две координатные поверхности  $a^{i}$  и  $a^{j}$  пересекаются (при  $i \neq j$ ). Линия их пересечения называется координатной линией, она соответствует третьей координате  $a^k$ ;



Рис.Пб.1. Координатные системы

• локальную "вмороженную", в общем случае криволинейную не ортогональную, систему координат с базисом  $\vec{E}_i$ , которая сопровождает каждую материальную точку тела, на текущее указывает положение которой вектор  $\vec{r} = \vec{r}(a^1, a^2, a^3, t)$ , проведенный к ней из начала координат, в котором принимают  $\vec{r} = \vec{0}$  (это всегда можно сделать путем параллельного переноса).

Три вектора базиса  $\vec{e}_i$ , который называется основным, задаются как

$$\vec{e}_i = \lim_{\Delta a^i \to 0} \frac{\Delta \vec{r}^{(0)}}{\Delta a^i} = \frac{\partial \vec{r}^{(0)}}{\partial a^i}.$$
 (II6.1)

Эти три вектора основного базиса являются касательными к координатным линиям в точке  $M^0$ , которая определяет начало координатной системы.

Если координатная система  $a^i = x, y, z$ , т.е. является декартовою (ДСК), то все модули  $|\vec{e}_i| = 1$ .

Девять величин  $g_{ij} = (\vec{e}_i, \vec{e}_j) = \vec{e}_i \cdot \vec{e}_j = \frac{\partial \vec{r}^{(0)}}{\partial a^i} \cdot \frac{\partial \vec{r}^{(0)}}{\partial a^j}$  называют ковариантными компонентами симметричного метрического тензора. В ДСН

$$(g_{ij})_{ACK} = \begin{pmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix} = (\delta_{ij}).$$
(II6.2)

Здесь и всюду ниже в тексте  $\delta_{ii}$  – символ Кронекера.

В точке  $M^0$  начала координатной системы, наряду с основным, вводится взаимный базис  $\vec{e}^i$  таким образом, чтобы  $\vec{e}^i \cdot \vec{e}_i = \delta^i_i = \delta_{ii}$  (векторы  $\vec{e}_i$  указывают направление координатных линий, а векторы  $\vec{e}^i$  – перпендикулярны к координатным поверхностям). Аналогично  $g_{ii}$  вводится контравариантный симметричный метрический тензор с компонентами  $g^{ij} = \vec{e}^i \cdot \vec{e}^j$ . Тогда

$$(g_{ij})(g^{jk}) = (g_{ij} \cdot g^{jk}) = \delta_i^k; \quad (g^{ij}) = (g_{ij})^{-1}; \quad \vec{e}^i = g^{ij}\vec{e}_j; \quad \vec{e}_i = g_{ij}\vec{e}^j.$$
 (II6.3)  
C VYETOM (II6.2) II (II6.3)

$$\left(g^{ij}\right)_{\mathcal{A}CK} = \left(g_{ij}\right)_{\mathcal{A}CK} = \delta_{ij} . \tag{\Pi6.4}$$

Для удобства, в частности, чтобы метрика пространства не присутствовала в физических уравнениях, вводится локальный ортонормированный "физический" (местный) базис  $\vec{b_i}$ , т.е. такой, чтобы все три  $|\vec{b_i}|=1$ . Этого можно достичь, если взять  $\vec{b_i}$  в следующем виде (под радикалом здесь не суммировать):

$$\vec{b}_i = \vec{e}_i / \sqrt{g_{ii}} = \sqrt{g^{ii}} \vec{e}_i .$$
 (II6.5)

– 255 – © Рудаков К.Н.

Из (Пб.2), (Пб.4) и (Пб.5) следует, что в ДСК основной, взаимный и "физический" базисы совпадают, чего нельзя сказать о других, где базисах обычно различные.

**Примечание П6.1.** Величина  $\sqrt{g_{ii}} = |\vec{e}_i|$ , т.е. является модулем соответствующего базисного вектора. Поэтому еще один вариант определения базисных векторов:  $\vec{e}_i = \sqrt{g_{ii}}\vec{b}_i$ .

Любой вектор  $\vec{F}$  в основном, взаимном и "физическом" базисах имеет компоненты  $F^i, F_i, \breve{F}_i$  соответственно. Он выражается как

$$\vec{F} = F^i \vec{e}_i = F_i \vec{e}^i = \vec{F}_i \vec{b}_i \,. \tag{\Pi6.6}$$

Из (П6.6) с учетом преобразований (П6.3) и (П6.5)

$$F_{j} = F^{i}g_{ij}; \quad F^{j} = F_{i}g^{ij}; \quad \breve{F}_{j} = F^{j}\sqrt{g_{jj}}.$$
 (II6.7)

Поэтому и координатный вектор  $\vec{r}$  точки *M*, проведенный к ней из начала координат, можно записать как

$$\vec{r} = a^i \, \vec{e}_i = a_i \, \vec{e}^i = \vec{a}_i \, \vec{b}_i \,.$$
 (II6.8)

Произвольный тензор второго ранга  $\vec{\sigma}$  в основном, взаимном и "физическом" базисах определяется как:

$$\vec{\sigma} = \sigma^{ij}\vec{e}_i\vec{e}_j = \sigma_{ij}\vec{e}^i\vec{e}^j = \breve{\sigma}_{ij}\vec{b}_i\vec{b}_j, \qquad (\Pi 6.9)$$

где  $\sigma_{ij}, \sigma^{ij}$  – компоненты тензора  $\vec{\sigma}$  (строго говоря, компоненты  $\breve{\sigma}_{ij}$  могут не создавать тензор, поскольку могут не подчиняться правилам перерасчета тензора при вращении системы координат. Это характерно для координатных систем, в которых не все  $\sqrt{g_{ii}} = 1$ , т.е. к ДСК не относится). Из (П6.9) с учетом преобразований (П6.3) и (П6.5) получим (под радикалом здесь не суммировать):

$$\sigma^{ij} = \sigma_{mn} g^{im} g^{jn}; \quad \sigma_{ij} = \sigma^{mn} g_{im} g_{jn}; \quad \breve{\sigma}_{ij} = \sigma^{ij} \sqrt{g_{ii} / g^{jj}} = \sigma_{mn} g^{im} g^{jn} \sqrt{g_{ii} / g^{jj}}. \tag{II6.10}$$

По определению, квадрат линейного элемента  $ds^2 = d\vec{a} \cdot d\vec{a} = da^i \vec{e}_i \cdot da_j \vec{e}^j = g_{ij} da^i da^j = g^{ij} da_i da_j$ . Еще одна характеристика:

$$\sqrt{g} = \sqrt{g_{11}g_{22}g_{33}} = \sqrt{\det |g_{ij}|} = \vec{e}_1 \cdot (\vec{e}_2 \times \vec{e}_3) = \vec{e}_2 \cdot (\vec{e}_3 \times \vec{e}_1) = \vec{e}_3 \cdot (\vec{e}_1 \times \vec{e}_2). \tag{П6.11}$$
В частности, для ДСК det |  $g_{ii}$  |=1.

#### П6.2.2 Тензор деформаций Грина-Лагранжа

Обозначим начальную конфигурацию тела как  $C_0$  с координатным вектором  $\vec{r}^{(0)}$  к точке  $P_{(0)}$ , а текущую – C с координатным вектором  $\vec{r}$  к точке P (см. рис.Пб.1). В соответствии с (Пб.1) в начальном состоянии:

$$\vec{e}_i = \frac{\partial \vec{r}^{(0)}}{\partial a^i}; \quad \vec{e}^j = \frac{\partial \vec{r}^{(0)}}{\partial a_j}; \quad d\vec{r}^{(0)} = da^i \vec{e}_i = da_j \vec{e}^j. \tag{II6.12}$$

В текущем состоянии введем локальный "вмороженный" сдеформированный базис

$$\vec{E}_i = \frac{\partial \vec{r}}{\partial a^i}; \quad \vec{E}^j = \frac{\partial \vec{r}}{\partial a_j} = C^{ji} \vec{E}_i; \quad d\vec{r} = da^i \vec{E}_i = da_j \vec{E}^j$$
(II6.13)

(о *С<sup>ji</sup>* – ниже). Тогда квадраты длины линейного элемента, который связывает две бесконечно близкие материальные точки, до и после деформирования, соответственно:

$$(d\vec{r}^{(0)})^2 = d\vec{r}^{(0)} \cdot d\vec{r}^{(0)} = da^i \vec{e}_i \cdot da_j \vec{e}^j = da^i da_j \delta^j_i = da^i da_i = da^i g_{ij} da^j = g_{ij} da^i da^j; \quad (\Pi 6.14)$$

$$(d\vec{r})^{2} = d\vec{r} \cdot d\vec{r} = da^{i}\vec{E}_{i} \cdot da_{j}\vec{E}^{j} = E^{j}_{i}da^{i}da_{j} = C_{ij}da^{i}da^{j} = C^{ij}da_{i}da_{j}.$$
(II6.15)

По определению, выражение

$$(d\vec{r})^2 - (d\vec{r}^{(0)})^2 \equiv 2 \in_{ij} da^i da^j$$
(II6.16)

является мерой деформации в точке тела относительно *начальной* конфигурации, где ∈<sub>*ii*</sub> – компоненты тензора деформаций (деформацию можно рассматривать и относительно любой другой конфигурации, но для TL-формулировки нужна деформация именно относительно начальной конфигурации).

Если во всем теле  $(d\vec{r})^2 - (d\vec{r}^{(0)})^2 = 0$ , то движение тела – абсолютно жесткое. Иначе тело находится в сдеформированном состоянии.

Подставим (П6.14) и (П6.15) в (П6.16):

$$2 \in_{ij} da^{i} da^{j} = C_{ij} da^{i} da^{j} - g_{ij} da^{i} da^{j} = (C_{ij} - g_{ij}) da^{i} da^{j}.$$
(II6.17)

Из (П6.17) следует, что *текущие* компоненты симметричного тензора деформации Грина-Лагранжа (относительно начальной конфигурации):

$$\in_{ij} = 0.5(C_{ij} - g_{ij}),$$
(II6.18-a)

или через компоненты вектора перемещений:

$$\epsilon_{ij} = 0.5(\nabla_{j}U_{i} + \nabla_{i}U_{j} + \nabla_{i}U_{k}\nabla_{j}U^{k}); \quad i, j, k = 1, 2, 3.$$
(II6.19)

где обозначено

$$\nabla_{i}U_{k} = \frac{\partial U_{k}}{\partial a^{i}} - U_{m}\Gamma_{ik}^{m}; \quad \nabla_{j}U^{k} = \frac{\partial U^{k}}{\partial a^{j}} + U^{m}\Gamma_{jm}^{k}; \quad (\Pi 6.20)$$

Г<sub>іі</sub> – символы Кристоффеля второго рода, которые симметричны по нижним индексам и являются компонентами разложения  $\partial \vec{e}_i / \partial a^i$  по исходному базису  $\vec{e}_m$ ; выражаются формулой

$$\Gamma^{j}_{mi} = \Gamma^{j}_{im} = \frac{1}{2} g^{jn} \left( \frac{\partial g_{mn}}{\partial a^{i}} + \frac{\partial g_{in}}{\partial a^{m}} - \frac{\partial g_{mi}}{\partial a^{n}} \right).$$
(II6.21)

Первый вектор из (П6.13)

$$\vec{E}_i = \frac{\partial \vec{r}}{\partial a^i} = \frac{\partial x^j}{\partial a^i} \vec{e}_j = \frac{\partial (\vec{a} + \vec{U})}{\partial a^i} = \vec{e}_i + \frac{\partial \vec{U}}{\partial a^i} = \frac{\partial (a^j + U^j)}{\partial a^i} \vec{e}_j = (\delta_i^j + \nabla_i U^j) \vec{e}_j = X_i^j \vec{e}_j, \quad (\Pi 6.22)$$

называется градиентом деформаций и определяет сдеформированные координатные оси локальной конвекционной (,,вмороженной") системы координат с базисом  $\vec{E}_i$ .

Компоненты тензора меры деформации Коши-Грина

$$C_{ij} = X_i^k X_j^k = \frac{\partial x^k}{\partial a^i} \frac{\partial x^k}{\partial a^j}, \quad \text{где} \quad X_i^k = \frac{\partial x^k}{\partial a^i} = (\delta_i^k + \nabla_i U^k), \quad (\Pi 6.23)$$

 $x^{i} = x^{i}(a^{j}, t)$  – текущие координаты точки;  $x^{i}(a^{j}, 0) = a^{i}$  – начальные координаты точки; i, j = 1, 2, 3.

Представим (П6.18-а) в матричном виде:

$$[\epsilon] = 0.5([C] - [g]), \tag{\Pi6.18-6}$$

где матрицы

$$[\epsilon] = \begin{bmatrix} \epsilon_{11}; & \epsilon_{12}; & \epsilon_{13} \\ & \epsilon_{22}; & \epsilon_{23} \\ symm & & \epsilon_{33} \end{bmatrix}; \quad [g] = \begin{bmatrix} g_{11} & 0 & 0 \\ 0 & g_{22} & 0 \\ 0 & 0 & g_{33} \end{bmatrix};$$
 (II6.24)

$$[C] = [X]^{T} [X]. \tag{II6.25}$$

Матрица [X] отображает градиенты деформаций X<sub>i</sub><sup>k</sup> (см. формулу (П6.23)), поэтому имеет такое наполнение (обозначено  $h_{ii} = \partial U_i / \partial a^j$ ):

$$[X] = \begin{bmatrix} X_{11}; & X_{12}; & X_{13} \\ X_{21}; & X_{22}; & X_{23} \\ X_{31}; & X_{32}; & X_{33} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 1+h_{11}; & h_{12}; & h_{13} \\ h_{21}; & 1+h_{22}; & h_{23} \\ h_{31}; & h_{32}; & 1+h_{33} \end{bmatrix}.$$
 (II6.26)

$$\begin{bmatrix} C \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} c_{11}; & c_{21}; & c_{31} \\ & c_{22}; & c_{32} \\ symm & & c_{33} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} X \end{bmatrix}^{T} \begin{bmatrix} X \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} X_{11}; & X_{21}; & X_{31} \\ X_{12}; & X_{22}; & X_{32} \\ X_{13}; & X_{23}; & X_{33} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} X_{11}; & X_{12}; & X_{13} \\ X_{21}; & X_{22}; & X_{23} \\ X_{31}; & X_{32}; & X_{33} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} (X_{11})^{2} + (X_{21})^{2} + (X_{31})^{2}; & X_{11}X_{12} + X_{21}X_{22} + X_{31}X_{32}; & X_{11}X_{13} + X_{21}X_{23} + X_{31}X_{33} \\ & (X_{12})^{2} + (X_{22})^{2} + (X_{32})^{2}; & X_{12}X_{13} + X_{22}X_{23} + X_{32}X_{33} \\ & & (X_{12})^{2} + (X_{22})^{2} + (X_{32})^{2}; & X_{12}X_{13} + X_{22}X_{23} + X_{32}X_{33} \\ & & & (X_{13})^{2} + (X_{23})^{2} + (X_{33})^{2} \end{bmatrix}.$$
(II6.27)

**Примечание П6.2.** Для вычисления компонент  $\in_{ij}$  чаще используют именно формулы (П6.18), которые в случае известных компонент  $C_{ij}$  имеют значительно меньше действий, чем формулы (П6.19).

#### П6.2.3 О мерах тензоров напряжений

При наличии геометрической нелинейности могут использоваться несколько мер (разновидностей) тензоров напряжений.

По определению Эйлера (1707... 1783 гг) и Коши (1789 ... 1857 гг), напряжение – это внутренняя сила, действующая на элементарной площадке и отнесенная к ее площади при условии стремления этой площади к нулю.

Результирующий вектор напряжений на элементарной площадке  $dS_1$ , которая перпендикулярна  $\vec{e}_1$ , обозначим как  $\vec{\sigma}^1 dS_1$ , где  $\vec{\sigma}^1$  – вектор напряжений на единице площади  $dS_1$ . Аналогично вводятся векторы напряжений  $\vec{\sigma}^2$  и  $\vec{\sigma}^3$ . Компоненты векторов  $\vec{\sigma}^m$  в основном базисе  $\vec{e}_n$ , а именно  $\sigma^{mn}$ , называются контравариантными компонентами симметричного *тензора напряжений Эйлера-Коши (Эйлера, Коши)*:

$$\vec{\sigma}^m = \sigma^{mn} \vec{e}_n \,. \tag{\Pi6.28}$$

То есть этот тензор содержит такие напряжения: нормальные к элементарным площадкам  $\sigma^{mn}$ ; m = n = 1, 2, 3, и касательные к ним  $\sigma^{mn} = \sigma^{nm}$ ;  $m \neq n$ ; m, n = 1, 2, 3. Первый индекс указывает, перпендикулярно к какой оси  $\vec{e}_m$  расположена элементарная площадка, а второй – направление напряжения, т.е. вдоль какой оси  $\vec{e}_n$  направлена компонента тензора напряжений. Подчеркнем, что не всегда направления определяет исходный *глобальный* базис  $\vec{e}_m$ . Есть случаи, когда направление компонент напряжений определяет исходный *локальный* базис, например, в пластинах и оболочках исходный вектор  $\vec{e}_3$  обычно перпендикулярен центральной поверхности; в стрежнях – параллелен продольной оси.

В каждой точке наклонной площадки dS, внешняя нормаль к которой  $\vec{v}$  имеет компоненты  $v_m$ , результирующий вектор напряжений

$$\vec{\sigma} = \vec{\sigma}^m v_m = \sigma^{mn} \vec{e}_n v_m. \tag{II6.29}$$

Компоненты векторов  $\vec{\sigma}^m$  в сдеформированном базисе  $\vec{E}_n$ , а именно  $\sigma^{mn}$ , называются (контравариантными) компонентами симметричного второго тензора напряжений Пиола (1836) – Кирхгофа (1850):

$$\vec{\sigma}^m = \vec{\sigma}^{mn} \vec{E}_n \,. \tag{\Pi6.30}$$

В каждой точке наклонной площадки dS, внешняя нормаль к которой  $\vec{v}$  имеет компоненты  $v_m$ , результирующий вектор напряжений

$$\vec{\sigma} = \vec{\sigma}^m v_m = \vec{\sigma}^{mn} \vec{E}_n v_m \,. \tag{\Pi6.31}$$

Но, поскольку при деформировании базис  $\vec{E}_n$  обычно не является ортогональным, то  $\vec{\sigma}$  с его компонентами применяют лишь как некоторую расчетную (вспомогательную) дефиницию. Поскольку в разных точках сдеформированного тела направления локального сдефор-

мированного базиса  $\vec{E}_n$  относительно осей  $\vec{e}_n$  будут разными, то результаты расчетов есть смысл представлять относительно осей  $\vec{e}_n$ , т.е. относительно известных начальных направлений. Именно поэтому перед представлением результатов расчетов, а именно напряжений, нужно перейти к тензору Эйлера-Коши.

Но это еще не все. Поскольку, как об этом говорилось в Разделе Пб.1, на момент вычисления компонент САУ текущая геометрия тела не определена, то приходится использовать опорную конфигурацию. В случае **TL**-формулировки, которую мы рассматриваем, опорной конфигурацией является *исходная* конфигурация.

Симметричный второй тензор напряжений Пиола-Кирхгофа  $(\sigma^{mn})_0$  на поверхности начальной конфигурации  $(dS)_0$  создает результирующий вектор напряжений

$$(\vec{\varphi})_0 = (\vec{\varphi}^{mn})_0 \vec{E}_n (\nu_m)_0,$$
 (II6.32)

причем рассматривается именно та поверхность  $(dS)_0$ , которая превратилась при деформировании в поверхность dS.

Компоненты векторов  $(\vec{T}^m)_0$  в *основном* базисе  $\vec{e}_n$ , а именно  $(T^{mn})_0$ , называются (контравариантными) компонентами несимметричного *первого тензора напряжений Пиола-Кирхгофа*:

$$(\vec{T}^{m})_{0} = (T^{mn})_{0}\vec{e}_{n}. \tag{\Pi6.33}$$

Его определяют путем проектирования компонент тензора Эйлера-Коши к *начальной* геометрии с *полным* учетом изменений элементарной площадки: как ее размера, так и ориентации. Поэтому в каждой точке поверхности  $(dS)_0$  он создает результирующий вектор напряжений

$$(\vec{T})_0 = (T^{mn})_0 \vec{e}_n (\nu_m)_0. \tag{II6.34}$$

В дальнейшем 1-й  $(T^{mn})_0$  и 2-й  $(\sigma^{mn})_0$  тензоры напряжений Пиола-Кирхгофа, для краткости, будем называть аббревиатурами ТН1ПК и ТН2ПК соответственно.

Есть и другие тензоры напряжений, но для **TL**-формулировки они не применяются, поэтому здесь не рассматриваются.

Между всеми видами тензоров напряжений существуют однозначные преобразования.

**Примечание Пб.3.** В литературе довольно часто индексы, которые обозначают "привязку" величины к *этапу нагружения*, указывают *левым верхним* индексом, а к *базовой* конфигурации – *левым нижним* индексом. Например,  ${}^{n+1}_{0}A^{im}{}^{n+1}_{0}V_{m}$  – компоненты некоторого вектора, которые определены для (*n*+1)-го этапа на основе исходной конфигурации. Но, когда таких меток много, то с непривычки формулы читаются тяжело. Именно поэтому в дальнейшем тексте мы их применять не будем.

#### П6.2.4 Соотношение между компонентами первого и второго тензоров напряжений Пиола-Кирхгофа в начальной конфигурации

Соотношение между компонентами  $(\vec{T})_0$  и  $(\vec{\phi})_0$  получим из условия  $(\vec{T})_0 = (\vec{\phi})_0$ . С учетом (Пб.32) и (Пб.34):

$$(T^{mn})_0 \vec{e}_n (\nu_m)_0 = (\vec{\sigma}^{mn})_0 \vec{E}_n (\nu_m)_0.$$
(II6.35)

Согласно (П6.22)  $\vec{E}_n = \partial \vec{x} / \partial a^n = \nabla_n x^i \vec{e}_i = X_n^i \vec{e}_i$ . Поэтому из (П6.35)

 $(T^{mi})_0$ 

$$T^{mn})_{0}\vec{e}_{n}(\nu_{m})_{0} = (\vec{\varphi}^{mn})_{0}X_{n}^{i}\vec{e}_{i}(\nu_{m})_{0}.$$
(II6.36)

Заменим в левой части последней формулы "слепой" индекс *n* на индекс *i*:

$$\vec{e}_{i}(\nu_{m})_{0} = (\vec{\varphi}^{mn})_{0} X_{n}^{i} \vec{e}_{i}(\nu_{m})_{0} \quad \text{или} \quad \left( (T^{mi})_{0} - (\vec{\varphi}^{mn})_{0} X_{n}^{i} \right) \vec{e}_{i}(\nu_{m})_{0} = 0. \tag{\Pi6.37}$$

Это равенство справедливо при любых  $\vec{e}_i(\nu_m)_0$ . Поэтому окончательно получим, что соотношение между компонентами тензоров  $(\vec{T})_0$  и  $(\vec{\phi})_0$ :

$$(T^{mi})_0 = (\sigma^{mn})_0 X_n^i. \tag{II6.38-a}$$

Для получения соотношения между компонентами тензоров  $(\vec{T})_0$  и  $(\vec{\phi})_0$  с компонентами тензора Эйлера-Коши  $\vec{\sigma}$  необходимо сначала рассмотреть некоторые другие вопросы.

#### П6.2.5 Символы Леви-Чивита

Учтем, что результатом векторного произведения двух векторов  $\vec{a}$  и  $\vec{b}$  является новый вектор  $\vec{c} = \vec{a} \times \vec{b}$ , который перпендикулярен до обоих векторов  $\vec{a}$  и  $\vec{b}$ , и имеет модуль  $|\vec{c}| = |\vec{a}| |\vec{b}| \sin \alpha$ , где  $\alpha$  является углом между векторами  $\vec{a}$  и  $\vec{b}$ . Поэтому  $\vec{c} = \vec{a} \times \vec{a} = \vec{0}$ . Еще известно, что  $\vec{a} \times \vec{b} = -\vec{b} \times \vec{a}$ . Поэтому  $\vec{a}_m \times \vec{a}_n = (\vec{a}_1 \times \vec{a}_2 - \vec{a}_2 \times \vec{a}_1) + (\vec{a}_2 \times \vec{a}_3 - \vec{a}_3 \times \vec{a}_2) + (\vec{a}_3 \times \vec{a}_1 - \vec{a}_1 \times \vec{a}_3)$ при m, n = 1, 2, 3. Кроме того, для трех ортогональных векторов основного базиса:  $\vec{e}_1 \cdot (\vec{e}_2 \times \vec{e}_3) = \vec{e}_2 \cdot (\vec{e}_3 \times \vec{e}_1) = \vec{e}_3 \cdot (\vec{e}_1 \times \vec{e}_2) = \sqrt{g}$ ;  $\vec{e}_1 \cdot (\vec{e}_3 \times \vec{e}_2) = \vec{e}_2 \cdot (\vec{e}_1 \times \vec{e}_3) = \vec{e}_3 \cdot (\vec{e}_2 \times \vec{e}_1) = -\sqrt{g}$ ;  $\vec{e}_1 \cdot (\vec{e}_1 \times \vec{e}_2) =$  $= \vec{e}_1 \cdot (\vec{e}_1 \times \vec{e}_3) = \vec{e}_2 \cdot (\vec{e}_2 \times \vec{e}_1) = \vec{e}_2 \cdot (\vec{e}_2 \times \vec{e}_3) = \vec{e}_3 \cdot (\vec{e}_3 \times \vec{e}_2) = 0$ .

Эти и аналогичные факты обычно описывают с помощью символов Леви-Чивита  $E^{ijk} = E_{ijk}$  (тензор эти компоненты не создают):

 $E_{ijk} = \begin{cases} 1; прямая круговая перестановка значений индексов; \\ -1; обратная круговая перестановка значений индексов; \\ 0; наличие двух или трех одинаковых индексов. \end{cases}$  (П6.39)

Тогда вместо многих выражений имеем лишь одно:

$$\vec{e}_i \cdot (\vec{e}_j \times \vec{e}_k) = E_{ijk} \sqrt{g} = \mathcal{P}_{ijk} . \tag{\Pi6.40}$$

Если базис декартовый, то  $\sqrt{g} = 1$  и  $\mathcal{P}_{ijk} = E_{ijk}$ .

В общем случае, если некоторая матрица  $A_n^k$  является матрицей перехода от одной координатной системы к другой, то

$$E_{qmn} \det \|A\| = E_{ijk} A_q^i A_m^j A_n^k.$$
(II6.41)

В качестве компонент матрицы  $A_n^k$  можно взять, согласно (П6.22), компоненты  $X_n^k = \partial x^k / \partial a^n$ . Тогда в соответствии с (П6.41)

$$\mathbf{E}_{qmn} \det \left| \frac{\partial x^k}{\partial a^n} \right| = \mathbf{E}_{qmn} \det |X_n^k| = \mathbf{E}_{qmn} \sqrt{G} = \mathbf{E}_{qmn} J = \mathbf{E}_{ijk} \frac{\partial x^i}{\partial a^q} \frac{\partial x^j}{\partial a^m} \frac{\partial x^k}{\partial a^n}. \tag{\Pi6.42}$$

Здесь обозначено

$$\sqrt{G} = \det |X_n^k| = \sqrt{\det C_{ij}} = J.$$
(II6.43)

#### П6.2.6 Изменение элементарного объема при деформировании

Сначала отметим, что, согласно (П6.13) и, соответственно, из (П6.14) и (П6.22):

$$d\vec{r}^{(0)} = \vec{e}_i da^i = \vec{e}_1 da^1 + \vec{e}_2 da^2 + \vec{e}_3 da^3, \qquad (\Pi 6.44)$$

$$d\vec{r} = \vec{E}_i da^i = \vec{E}_1 da^1 + \vec{E}_2 da^2 + \vec{E}_3 da^3, \qquad (\Pi 6.45)$$

т.е. отдельные векторы  $\vec{e}_i da^i$  определяют длины сторон элементарного параллелепипеда до его деформирования, а  $\vec{E}_i da^i$  – после его деформирования. Кроме того, для трех ортогональных векторов основного и совместного базиса:

$$\vec{e}_i \times \vec{e}_j = \vec{e}^k \sqrt{g}; \quad i \neq j \neq k \neq i = 1, 2, 3.$$
 (II6.46)

В соответствии с (П6.46) и соотношением  $\vec{e}_i \cdot \vec{e}^j = \delta_i^j$  (см. Раздел П6.2.1) начальная величина элементарного объема (см. также (П6.11)):

$$(d\Omega)_{0} = (\vec{e}_{1}da^{1}) \cdot \left( (\vec{e}_{2}da^{2}) \times (\vec{e}_{3}da^{3}) \right) = \vec{e}_{1} \cdot (\vec{e}_{2} \times \vec{e}_{3}) da^{1} da^{2} da^{3} = \sqrt{g} da^{1} da^{2} da^{3}.$$
(II6.47)

После деформирования элементарного объема, с учетом Раздела Пб.2.4, формулы (Пб.46) и  $\vec{e}_i \cdot \vec{e}^j = \delta_i^j$ :

$$d\Omega = (\vec{E}_{1}da^{1}) \cdot ((\vec{E}_{2}da^{2}) \times (\vec{E}_{3}da^{3})) = \vec{E}_{1} \cdot (\vec{E}_{2} \times \vec{E}_{3})da^{1}da^{2}da^{3} =$$

$$= X_{1}^{m}\vec{e}_{m} \cdot (X_{2}^{n}\vec{e}_{n} \times X_{3}^{k}\vec{e}_{k})da^{1}da^{2}da^{3} = X_{1}^{m}\vec{e}_{m} \cdot \left[ (X_{2}^{1}X_{3}^{2} - X_{2}^{2}X_{3}^{1})(\vec{e}_{1} \times \vec{e}_{2}) + (X_{2}^{2}X_{3}^{3} - X_{2}^{3}X_{3}^{2})(\vec{e}_{2} \times \vec{e}_{3}) + (X_{2}^{1}X_{3}^{3} - X_{2}^{3}X_{3}^{1})(\vec{e}_{3} \times \vec{e}_{1}) \right]da^{1}da^{2}da^{3} =$$

$$= X_{1}^{m}\vec{e}_{m} \cdot \left[ (X_{2}^{1}X_{3}^{2} - X_{2}^{2}X_{3}^{1})\sqrt{g}\vec{e}^{3} + (X_{2}^{2}X_{3}^{3} - X_{2}^{3}X_{3}^{2})\sqrt{g}\vec{e}^{1} + (X_{2}^{1}X_{3}^{3} - X_{2}^{3}X_{3}^{1})\sqrt{g}\vec{e}^{2} \right]da^{1}da^{2}da^{3} =$$

$$= \left[ X_{1}^{3}\vec{e}_{3} \cdot (X_{2}^{1}X_{3}^{2} - X_{2}^{2}X_{3}^{1})\vec{e}^{3} + X_{1}^{1}\vec{e}_{1} \cdot (X_{2}^{2}X_{3}^{3} - X_{2}^{3}X_{3}^{2})\vec{e}^{1} + X_{1}^{2}\vec{e}_{2} \cdot (X_{2}^{1}X_{3}^{3} - X_{2}^{3}X_{3}^{1})\vec{e}^{2} \right]\sqrt{g}da^{1}da^{2}da^{3} =$$

$$= \left[ X_{1}^{3}\vec{e}_{3} \cdot (X_{2}^{1}X_{3}^{2} - X_{2}^{2}X_{3}^{1})\vec{e}^{2} \right]\sqrt{g}da^{1}da^{2}da^{3} =$$

$$= \left[ X_{1}^{3}(X_{2}^{1}X_{3}^{2} - X_{2}^{2}X_{3}^{1}) + X_{1}^{1}(X_{2}^{2}X_{3}^{3} - X_{2}^{3}X_{3}^{2}) + X_{1}^{2}(X_{2}^{1}X_{3}^{3} - X_{2}^{3}X_{3}^{1}) \right]\sqrt{g}da^{1}da^{2}da^{3} =$$

$$= \left[ X_{1}^{3}(X_{2}^{1}X_{3}^{2} - X_{2}^{2}X_{3}^{1}) + X_{1}^{1}(X_{2}^{2}X_{3}^{3} - X_{2}^{3}X_{3}^{2}) + X_{1}^{2}(X_{2}^{1}X_{3}^{3} - X_{2}^{3}X_{3}^{1}) \right]\sqrt{g}da^{1}da^{2}da^{3} =$$

$$= \left[ X_{1}^{3}(X_{2}^{1}X_{3}^{2} - X_{2}^{2}X_{3}^{1}) + X_{1}^{1}(X_{2}^{2}X_{3}^{3} - X_{2}^{3}X_{3}^{2}) + X_{1}^{2}(X_{2}^{1}X_{3}^{3} - X_{2}^{3}X_{3}^{1}) \right]\sqrt{g}da^{1}da^{2}da^{3} = \det |X_{n}^{m}|\sqrt{g}da^{1}da^{2}da^{3}.$$

$$(\Pi 6.48)$$

Учтено, что выражение в квадратных скобках является выражением для детерминанта матрицы [X], собранной из компонент тензора  $X_n^m$ .

Поэтому, с учетом (П6.43) и (П6.47)

$$d\Omega = \sqrt{G}\sqrt{g}da^{1}da^{2}da^{3} = \sqrt{G}(d\Omega)_{0} = J \cdot (d\Omega)_{0}. \tag{II6.49}$$

Итак, величина  $\sqrt{G} = J$  определяет масштаб в изменении элементарного объема.

### П6.2.7 Следствие из закона сохранения массы тела

В соответствии с законом сохранения массы, масса *m* объема при его деформировании является неизменной, т.е. для любого объема

$$m = \int_{\Omega} \overline{\rho}(\vec{x}, t) d\Omega = \int_{\Omega_0} \overline{\rho}(\vec{a}, t_0) (d\Omega)_0 = m_0 = const , \qquad (\Pi 6.50)$$

где  $\overline{\rho}$  – плотность материала. Обозначим  $\overline{\rho}_0 = \overline{\rho}(\vec{a}, t_0)$ ,  $\overline{\rho} = \overline{\rho}(\vec{x}, t)$ . Поскольку в (П6.50) объем является произвольным, то и для элементарного объема:

$$dm = \overline{\rho} d\Omega = \overline{\rho}_0 (d\Omega)_0 = (dm)_0 = const.$$
 (II6.51)

Учитывая (П6.49), получим, что

$$\overline{\rho}\sqrt{G} = \overline{\rho}J = \overline{\rho}_0, \quad \text{или} \quad \overline{\rho}_0 / \overline{\rho} = \sqrt{G} = J.$$
 (П6.52)

Итак, величина  $\sqrt{G} = J$  еще определяет пропорцию в изменении плотности материала при условии сохранения массы тела.

#### П6.2.8 Формула Нансона

Эта формула связывает площади и ориентации элементарных поверхностей: начальной  $(dS)_0$  и сдеформированной dS (на рис.П6.2 поверхности ABC по левую сторону и по правую сторону соответственно).

Будем считать, что система координат с ортами  $\vec{e}_i$ ; i = 1, 2, 3 является декартовою.

Сначала рассмотрим элементарную площадку ABC с площадью  $(dS)_0$  (см. рис.П6.2, по левую сторону). Рассмотрим два вектора, которые принадлежат этой площадке и выходят из одного угла, например, из А:

$$\overline{AB} = (d\vec{a})_{AB} = \vec{e}_1 (da^1)_{AB} + \vec{e}_2 (da^2)_{AB} + \vec{e}_3 (da^3)_{AB} = \vec{e}_j (da^j)_{AB};$$
  
$$\overline{AC} = (d\vec{a})_{AC} = \vec{e}_1 (da^1)_{AC} + \vec{e}_2 (da^2)_{AC} + \vec{e}_3 (da^3)_{AC} = \vec{e}_k (da^k)_{AC}; \quad j,k = 1,2,3.$$
(II6.53)  
$$C$$
  
$$\vec{e}_3 \quad \vec{e}_2 \quad \vec{e}_1 \quad \vec{e}_3 \quad \vec{e}_2 \quad \vec{e}_1 \quad \vec{e}_3 \quad$$

Рис.П6.2. К выводу формулы Нансона

Известно, что векторное произведение таких векторов определяет удвоенную площадь площадки *ABC*, а также направление нормали к ней:

$$(d\vec{a})_{AB} \times (d\vec{a})_{AC} = 2(\vec{\nu})_0 (dS)_0. \tag{\Pi6.54}$$

Вектор  $(\vec{v})_0$  внешней нормали к поверхности площадки *ABC* в точке *A* определим как

$$(\vec{\nu})_0 = \vec{e}^1(\nu_1)_0 + \vec{e}^2(\nu_2)_0 + \vec{e}^3(\nu_3)_0 = \vec{e}^n(\nu_n)_0; \quad n = 1, 2, 3.$$
(II6.55)

A

Если (Пб.55) скалярным образом умножить на  $\vec{e}_i$ , то, с учетом  $\vec{e}_i \cdot \vec{e}^n = \vec{e}^n \cdot \vec{e}_i = \delta_i^n$ , получим:

$$\vec{e}_i \cdot (\vec{v})_0 = \vec{e}_i \cdot \vec{e}^n (v_n)_0 = (v_i)_0.$$
(II6.56)

Учитывая изложенное в Разделе П6.2.5 и (П6.53), запишем, что

$$\vec{e}_{i} \cdot \left( (d\vec{a})_{AB} \times (d\vec{a})_{AC} \right) = \vec{e}_{i} \cdot \left( \left( \vec{e}_{1} (da^{1})_{AB} + \vec{e}_{2} (da^{2})_{AB} + \vec{e}_{3} (da^{3})_{AB} \right) \times (da^{2})_{AB} + \vec{e}_{3} (da^{3})_{AB} \right) \times (da^{2})_{AB} + (da^{2})_{A} + (da^{2})_{A} + (da^$$

$$\times \left(\vec{e}_{1}(da^{1})_{AC} + \vec{e}_{2}(da^{2})_{AC} + \vec{e}_{3}(da^{3})_{AC}\right) = \vec{e}_{i} \cdot (\vec{e}_{j} \times \vec{e}_{k})(da^{j})_{AB}(da^{k})_{AC} = E_{ijk}(da^{j})_{AB}(da^{k})_{AC}. \quad (\Pi6.57)$$

Итак, согласно (116.54), (116.56) и (116.57):

$$E_{ijk}(da^{j})_{AB}(da^{k})_{AC} = \vec{e}_{i} \cdot 2(\vec{v})_{0}(dS)_{0} = 2(v_{i})_{0}(dS)_{0} = 2(dS_{i})_{0}$$
(II6.58)

или, с учетом (Пб.40) при  $E_{123} = E_{231} = E_{312} = 1$ :

$$2(v_1)_0(dS)_0 = (da^2)_{AB}(da^3)_{AC}; \quad 2(v_2)_0(dS)_0 = (da^3)_{AB}(da^1)_{AC}; 2(v_3)_0(dS)_0 = (da^1)_{AB}(da^2)_{AC}.$$
(II6.59)

Также рассмотрим сдеформированную элементарную площадку *ABC* (см. рис.П6.2, по правую сторону) с площадью dS. После деформирования векторы  $(d\vec{a})_{AB}$  И  $(d\vec{a})_{AC}$  превратятся на векторы  $(d\vec{x})_{AB}$  и  $(d\vec{x})_{AC}$ . Можно записать аналогичные (П6.54) ... (П6.59) выражения, в частности, аналогично (П6.54), (П6.55), (П6.58) и (П6.59):

$$\overline{AB} \times \overline{AC} = (d\vec{x})_{AB} \times (d\vec{x})_{AC} = 2\vec{v}dS; \qquad (\Pi 6.60)$$

$$\vec{v} = \vec{e}^1 v_1 + \vec{e}^2 v_2 + \vec{e}^3 v_3 = \vec{e}^n v_n; \quad n = 1, 2, 3;$$
(II6.61)

$$E_{ijk}(dx^{j})_{AB}(dx^{k})_{AC} = \vec{e}_{i} \cdot 2\vec{v}dS = 2\nu_{i}dS = 2dS_{i}; \qquad (\Pi 6.62)$$

$$2\nu_1 dS = (dx^2)_{AB} (dx^3)_{AC}; \quad 2\nu_2 dS = (dx^3)_{AB} (dx^1)_{AC};$$

$$2\nu_3 dS = (dx^1)_{AB} (dx^2)_{AC}. \tag{\Pi6.63}$$

© Рудаков К.Н.

По определению, с учетом  $\partial x^j / \partial a^n = X_n^j$ :

$$(dx^{j})_{AB} = \frac{\partial x^{j}}{\partial a^{m}} (da^{m})_{AB} = X^{j}_{m} (da^{m})_{AB}; \quad (dx^{k})_{AC} = \frac{\partial x^{k}}{\partial a^{n}} (da^{n})_{AC} = X^{k}_{n} (da^{n})_{AC}, \quad (\Pi 6.64)$$

поэтому из (П6.62)

$$2v_i dS = 2dS_i = \vec{e}_i \cdot 2\vec{v} dS = \mathbf{E}_{ijk} X_m^j X_n^k (da^m)_{AB} (da^n)_{AC}.$$
(II6.65)

Умножим это выражение на  $\partial x^i / \partial a^q = X_a^i$ :

$$2X_{q}^{i}v_{i}dS = 2X_{q}^{i}dS_{i} = \mathbb{E}_{ijk}X_{q}^{i}X_{m}^{j}X_{n}^{k}(da^{m})_{AB}(da^{n})_{AC}.$$
(II6.66)

Из (П6.66) с учетом (П6.42), (П6.40) и (П6.58):

$$2X_{q}^{i}v_{i}dS = 2X_{q}^{i}dS_{i} = J \cdot \mathbb{E}_{qmn}(da^{m})_{AB}(da^{n})_{AC} = 2J \cdot (dS_{q})_{0} = 2J \cdot (v_{q})_{0}(dS)_{0}.$$
(II6.67)

Крайние выражения из (П6.67) создают формулу Нансона. А именно, после сокращения на двойку и очевидных замен индекса q на более привычный m:

$$X_m^{'} v_i dS = J \cdot (v_m)_0 (dS)_0; \quad i, m = 1, 2, 3.$$
 (II6.68)

Еще одна форма записи формулы Нансона – матричная. С использованием матрицы [X], введенной в (П6.26), вместо (П6.68) имеем формулу Нансона в матричной форме:

$$[X]^{T} \{v\} dS = J \cdot \{(v)_{0}\} (dS)_{0}, \qquad (\Pi 6.69)$$

где обозначены векторы  $\{v\} = \{v_1, v_2, v_3\}^T$  и  $\{(v)_0\} = \{(v_1)_0, (v_2)_0, (v_3)_0\}^T$ , которые определяют нормали к поверхностям dS и соответственно  $(dS)_0$  относительно базиса  $\vec{e}^i$ .

#### П6.2.9 Соотношения между компонентами первого и второго тензоров напряжений Пиола-Кирхгофа с компонентами тензора Эйлера-Коши

Согласно формулам (П6.29), (П6.32) и (П6.35), на поверхностях dS и (dS)<sub>0</sub> тензоры  $\vec{\sigma}$ и  $(\vec{T})_0$  создают соответственно векторы внутренних усилий  $d\vec{F} = \sigma^{mn} \vec{e}_n v_m dS$ И  $(d\vec{F})_0 = (T^{mn})_0 \vec{e}_n (v_m)_0 (dS)_0 \text{ с компонентами } dF^n = \sigma^{mn} v_m dS \text{ и } (dF^n)_0 = (T^{mn})_0 (v_m)_0 (dS)_0.$ 

Далее удобно использовать матричные обозначения. Введем матрицы с компонентами тензоров напряжений:

$$[\sigma] = \begin{bmatrix} \sigma^{11}; & \tau^{12}; & \tau^{13} \\ & \sigma^{22}; & \tau^{23} \\ symm & & \sigma^{33} \end{bmatrix}; \quad [T]_0 = \begin{bmatrix} (T^{11})_0; & (T^{12})_0; & (T^{13})_0 \\ (T^{21})_0; & (T^{22})_0; & (T^{23})_0 \\ (T^{31})_0; & (T^{32})_0; & (T^{33})_0 \end{bmatrix}.$$
 (II6.70)

Тогда выражения для  $d\vec{F}$  и  $(d\vec{F})_0$  будут иметь вид:

 $\{dF\} = \{dF^{1}, dF^{2}, dF^{3}\}^{T} = [\sigma]^{T} \{\nu\} dS; \ \{(dF)_{0}\} = \{(dF^{1})_{0}, (dF^{2})_{0}, (dF^{3})_{0}\}^{T} = [T]_{0}^{T} \{(\nu)_{0}\} (dS)_{0}. (\Pi 6.71)$ 

Поскольку ТН1ПК получено путем проектирования тензора Эйлера-Коши на исходную конфигурацию, то приравниваем компоненты этих векторов:

$$[\sigma]^{T} \{\nu\} dS = [T]_{0}^{T} \{(\nu)_{0}\} (dS)_{0}.$$
 (II6.72)

Исключим из (П6.72)  $\{(v)_0\}(dS)_0$  с помощью формулы Нансона (П6.69):

$$J \cdot [\sigma]^{T} \{v\} dS = [T]_{0}^{T} [X]^{T} \{v\} dS.$$
(II6.73)

Это равенство справедливо при любых  $\{v\}dS$ . Поэтому, после отбрасывания  $\{v\}dS$  и транспонирования, получим соотношения между компонентами матриц  $[\sigma]$  и  $[T]_0$ :

$$J \cdot [\sigma] = [X][T]_0$$
 или  $[T]_0 = J \cdot [X]^{-1}[\sigma].$  (П6.74-а)

В матричной форме соотношение (П6.38-а)  $(T^{mi})_0 = (\sigma^{mn})_0 X_n^i$  между компонентами тензоров  $(\vec{T})_0$  и  $(\vec{\sigma})_0$  будет иметь вид:

$$[T]_0 = [\sigma]_0 [X]^T$$
 или  $[\sigma]_0 = [T]_0 [X]^{-T}$ , (Пб.38-б)

где введена матрица TH2ПК

$$[\boldsymbol{\sigma}]_{0} = \begin{bmatrix} (\boldsymbol{\sigma}^{11})_{0}; & (\boldsymbol{\tau}^{12})_{0}; & (\boldsymbol{\tau}^{13})_{0} \\ & (\boldsymbol{\sigma}^{22})_{0}; & (\boldsymbol{\tau}^{23})_{0} \\ symm & (\boldsymbol{\sigma}^{33})_{0} \end{bmatrix} .$$
 (II6.75)

Из (П6.74-а) и (П6.38-б) получим соотношение между матрицами  $[\sigma]_0$ ,  $[\sigma]$  и  $[T]_0$ :

$$J \cdot [\sigma] = [X][\sigma]_0 [X]^T = [X][T]_0.$$
(II6.76-a)

Поскольку матрица [ $\sigma$ ] симметрична, то конгрузнтная ей матрица [ $\sigma$ ] тоже симметрична, т.е. ТН2ПК действительно является симметричным тензором.

В компонентной форме выражения (П6.76-а):

$$J \cdot \sigma^{mn} = X_{j}^{n} (\tilde{\sigma}^{ij})_{0} X_{i}^{m} = X_{j}^{m} (T^{jn})_{0}.$$
(II6.76-6)

Еще один вариант записи первой части выражения (П6.76-а) – через векторы-столбцы  $\{\sigma\}$  и  $\{\sigma\}_0$ :

$$J\{\sigma\} = [V]\{\sigma\}_0 \quad \text{или} \quad \{\sigma\}_0 = J[V]^{-1}\{\sigma\}, \qquad (\Pi 6.77)$$

где матрица [V] размером 6x6 состоит из комбинаций компонент матрицы [C] (см. выражение (П6.27)).

# П6.3 Принцип возможных перемещений в текущей конфигурации

# П6.3.1 Законы движения и равновесия элементарного объема тела

Количество движения некоторого текущего (сдеформированного) объема  $\Omega^*$ , каждая точка которого имеет скорость  $\vec{V}$  и плотность материала  $\bar{\rho}$ , определяется как

$$\Im = \int_{\Omega^*} \vec{V} \, \vec{\rho} \, d\Omega \,. \tag{\Pi6.78}$$

Уравнением количества движения (вторым законом Ньютона) называют уравнение

$$d\Im/dt = \vec{R}, \qquad (\Pi 6.79)$$

где результирующая всех сил, действующих на объем

$$\vec{R} = \int_{\Omega^*} \vec{O} d\Omega + \int_{S^*} \vec{P} dS , \qquad (\Pi 6.80)$$

 $\vec{O} = O^j \vec{E}_j$  и  $\vec{P} = P^j \vec{E}_j$  – соответственно плотность объемных (массовых) и поверхностных сил; а векторы  $\vec{E}_i$ , как и ранее, определяют сдеформированный базис.

С поверхностными силами связывают компоненты тензора напряжений, действующих в той же точке поверхности (естественные граничные условия):

$$\vec{P} = \vec{\sigma} \cdot \vec{v} \big|_{s^*},\tag{\Pi6.81}$$

где  $\vec{v}$  – внешняя нормаль к точке поверхности тела. Отметим, что выражение  $\vec{\sigma} \cdot \vec{v}$  означает свертку тензора с вектором, которая имеет результатом вектор.

Применим уравнение Остроградского-Гаусса, получим, что

$$\int_{\Omega^*} \vec{\sigma} \cdot \vec{v} dS = \int_{\Omega^*} \vec{\nabla} \cdot \vec{\sigma} d\Omega, \qquad (\Pi 6.82)$$

где  $\vec{\nabla} \cdot \vec{\sigma} = div(\vec{\sigma})$  является дивергенцией тензора второго ранга  $\vec{\sigma}$ , причем вектор-оператор ковариантного дифференцирования  $\vec{\nabla} = \vec{e}^i \nabla_i$ .

Считаем, что все рассматриваемые физические величины в теле непрерывны, а также выполняется закон сохранения массы, т.е.  $d(\bar{\rho}d\Omega)/dt = 0$ . Тогда с использованием (П6.78) для левой части (П6.79) можно записать, что:

$$d\Im/dt = \int_{\Omega^*} \frac{d\bar{V}}{dt} \bar{\rho} d\Omega = \int_{\Omega^*} \vec{V} \bar{\rho} d\Omega = \int_{\Omega^*} \vec{U} \bar{\rho} d\Omega, \qquad (\Pi 6.83)$$

где  $\vec{V} = d\vec{V}/dt = d^2\vec{U}/dt^2 = \vec{U}$  – вектор ускорения. Теперь уравнение (П6.79):

$$\int_{\Omega^*} \overline{\rho} \vec{U} d\Omega = \int_{\Omega^*} \vec{O} d\Omega + \int_{\Omega^*} \vec{\nabla} \cdot \vec{\sigma} d\Omega$$
(Π6.84)

```
– 264 – © Рудаков К.Н.
```

или в "собранном" виде:

$$\int_{\Omega^*} (\vec{\nabla} \cdot \vec{\sigma} + \vec{O} - \vec{\rho} \vec{\ddot{U}}) d\Omega = 0.$$
(II6.85)

Поскольку выражение (П6.85) должно выполняться для любого объема  $\Omega^* \in \Omega$ , то выражение под интегралом должно равняться нулю (основная лемма физики сплошной среды), т.е. уравнение движения элементарного объема тела имеет вид:

$$\vec{\nabla} \cdot \vec{\sigma} + \vec{O} = \vec{\rho} \vec{U} \,. \tag{\Pi6.86}$$

Если ускорение отсутствует или им можно пренебречь, то уравнение движения (П6.86) превращается в уравнение равновесия элементарного объема тела:

$$\vec{\nabla} \cdot \vec{\sigma} + \vec{O} = 0. \tag{\Pi6.87}$$

## П6.3.2 Принцип (начало) возможных перемещений (в текущей конфигурации)

Возьмем уравнение равновесия (П6.87) и скалярным образом умножим его на вектор вариации перемещений  $\delta \vec{U}$ :

$$(\vec{\nabla} \cdot \vec{\sigma} + \vec{O}) \cdot \delta \vec{U} = 0. \tag{\Pi6.88}$$

После интегрирования во всем объеме тела:

$$\int_{\Omega} (\vec{\nabla} \cdot \vec{\sigma} + \vec{O}) \cdot \delta \vec{U} d\Omega = 0.$$
 (II6.89)

Так как 
$$\vec{\nabla} \cdot (\vec{\sigma} \cdot \delta \vec{U}) = (\vec{\nabla} \cdot \vec{\sigma}) \cdot \delta \vec{U} + \vec{\sigma} \cdot (\vec{\nabla} \cdot \delta \vec{U})$$
, то  
 $(\vec{\nabla} \cdot \vec{\sigma}) \cdot \delta \vec{U} = \vec{\nabla} \cdot (\vec{\sigma} \cdot \delta \vec{U}) - \vec{\sigma} \cdot (\vec{\nabla} \cdot \delta \vec{U})$ . (П6.90)

После подстановки (П6.90) в (П6.89) получаем выражение:

$$\int_{\Omega} \vec{\nabla} \cdot (\vec{\sigma} \cdot \delta \vec{U}) d\Omega - \int_{\Omega} \vec{\sigma} \cdot (\vec{\nabla} \cdot \delta \vec{U}) d\Omega + \int_{\Omega} \vec{O} \cdot \delta \vec{U} d\Omega = 0.$$
(II6.91)

Согласно теореме Остроградского-Гаусса первый (объемный) интеграл из (П6.91) равняется (точное соотношение) интегралу по поверхности этого объема:

$$\int_{\Omega} \vec{\nabla} \cdot (\vec{\sigma} \cdot \delta \vec{U}) d\Omega = \int_{S} (\vec{\sigma} \cdot \vec{v}) \cdot \delta \vec{U} dS .$$
(II6.92-a)

Согласно естественным граничным условиям (Пб.81), а именно  $\vec{P} = \vec{\sigma} \cdot \vec{v} \big|_{S_p}$ , на поверхности  $S_p$  задана силовая нагрузка  $\vec{P}$ . Другая часть поверхности тела  $S \setminus S_p$  свободна от нагрузок, поэтому  $\vec{\sigma} \cdot \vec{v} \big|_{S \setminus S_p} = 0$  и  $\int_{S \setminus S_p} \vec{\sigma} \cdot \vec{v} \cdot \delta \vec{U} dS = 0$ . Поэтому соотношение (Пб.92-а) можно из-

менить на

$$\int_{\Omega} \vec{\nabla} \cdot (\vec{\sigma} \cdot \delta \vec{U}) d\Omega = \int_{S_p} \vec{P} \cdot \delta \vec{U} dS . \tag{\Pi6.92-6}$$

С использованием (Пб.92-б) выражение (Пб.91) запишется в виде:

$$\int_{S_p} \vec{P} \cdot \delta \vec{U} dS - \int_{\Omega} \vec{\sigma} \cdot (\vec{\nabla} \cdot \delta \vec{U}) d\Omega + \int_{\Omega} \vec{O} \cdot \delta \vec{U} d\Omega = 0.$$
(II6.93)

Поскольку тензор напряжений  $\vec{\sigma}$  симметричен, то можем записать тождество:

$$\vec{\sigma} \cdot (\vec{\nabla} \cdot \delta \vec{U}) = \vec{\sigma} \cdot 0.5(\vec{\nabla} \cdot \delta \vec{U} + \vec{\nabla} \cdot \delta \vec{U}) = \vec{\sigma} \cdot \delta \left[ 0.5(\vec{\nabla} \cdot \vec{U} + \vec{\nabla} \cdot \vec{U}) \right] = \vec{\sigma} \cdot \delta \vec{\varepsilon} , \qquad (\Pi 6.94)$$

где введено обозначение (через компоненты):

$$\varepsilon_{ij} = 0.5(\nabla_i U_j + \nabla_j U_i). \tag{\Pi6.95}$$

Окончательно вместо (П6.93) имеем (с заменой знаков на противоположные):

$$\delta \Psi = \int_{\Omega} \vec{\sigma} \cdot \delta \vec{\varepsilon} \, d\Omega - \int_{\Omega} \vec{O} \cdot \delta \vec{U} \, d\Omega - \int_{S_P} \vec{P} \cdot \delta \vec{U} \, dS = 0 \,. \tag{\Pi6.96}$$

Обозначим:

$$\delta \prod = \int_{\Omega} \vec{\sigma} \cdot \delta \vec{\varepsilon} d\Omega; \quad \delta \mathbf{A} = \int_{\Omega} \vec{O} \cdot \delta \vec{U} d\Omega + \int_{S_p} \vec{P} \cdot \delta \vec{U} dS. \quad (\Pi 6.97)$$

Здесь  $\delta \prod$  – работа напряжений на вариациях деформаций;  $\delta A$  – работа массовых и поверхностных усилий на вариациях перемещений (но не вариации работ).

Тогда (П6.96) можно записать как

$$\delta \Psi = \delta(\Pi - A) = \delta \Pi - \delta A = 0$$
 или  $\delta \Pi = \delta A$ . (П6.98)

Выражения (П6.96) и (П6.98) отображают вариационный принцип возможных перемещений (Ж.Л. Лагранж, 1736 ... 1813 гг). Выражение  $\delta(\Pi - A)$  определяет полную виртуальную энергию тела (  $\Psi = \Pi - A$  является полной энергией тела). Заметим, что предполагается неизменность напряжений и усилий, когда варьируются перемещения.

#### **П6.4** Принцип возможных перемещений при TL-формулировке

Рассмотрим вопрос: как изменится выражение (П6.96) принципа возможных перемещений при перерасчете от текущей конфигурации к начальной, которая применяется в TLформулировке (см. Раздел Пб.1). Напомним, что начальную конфигурацию характеризуют три вектора основного базиса  $\vec{e}_i$ , координатные линии  $a^i$ , элемент площади  $(dS)_0$ , элемент объема  $(d\Omega)_0$ .

## П6.4.1 Выражение для работы напряжений на вариациях перемещений в TLформулировке принципа возможных перемещений

Рассмотрим первый интеграл из функционала (Пб.96), приведем его к начальной конфигурации.

Сначала получим выражение для вариации деформации.

Используем симметричные матрицы [ $\in$ ] и [g], созданные из компонент тензоров  $\in_{ii}$  и *g*<sub>*ii*</sub> (метрического) соответственно – формулы (П6.24). Тогда уравнение (П6.29):

$$[\in] = 0.5([X]^{T}[X] - [g]), \tag{\Pi6.99}$$

где матрица [X] соответствует (П6.26).

Из этого выражения получим вариацию, учитывая, что  $\delta[g] = 0$ :

$$\delta[\epsilon] = 0.5\left(\left(\delta[X]^T\right)[X] + [X]^T\left(\delta[X]\right)\right). \tag{II6.100}$$

Из компонент  $\nabla_i(\delta x^m) = \nabla_i(a^m + \delta U^m)$  создадим матрицу

$$\delta[U] = \begin{bmatrix} \nabla_1(\delta x^1); & \nabla_2(\delta x^1); & \nabla_3(\delta x^1) \\ \nabla_1(\delta x^2); & \nabla_2(\delta x^2); & \nabla_3(\delta x^2) \\ \nabla_1(\delta x^3); & \nabla_2(\delta x^3); & \nabla_3(\delta x^3) \end{bmatrix}.$$
(II6.101)

Можно легко получить, что

$$\delta[X] = \left(\delta[U]\right)[X]; \quad \delta[X]^T = [X]^T \left(\delta[U]^T\right). \tag{II6.102}$$

Поэтому (П6.100) определится как

$$\delta[\epsilon] = 0.5 \left( [X]^T \left( \delta[U]^T \right) [X] + [X]^T \left( \delta[U] \right) [X] \right) =$$
  
=  $[X]^T 0.5 \left( \left( \delta[U]^T \right) + \left( \delta[U] \right) \right) [X] = [X]^T \left( \delta[\varepsilon] \right) [X], \qquad (\Pi 6.103)$ 

где обозначена матрица

$$\delta[\varepsilon] = 0.5 \left( \left( \delta[U]^T \right) + \left( \delta[U] \right) \right), \tag{II6.104}$$

содержащая вариации от компонент тензора (П6.95).

– 266 – © Рудаков К.Н.

Теперь сначала запишем первый интеграл из функционала (Пб.96) с применением (Пб.76-а) и (Пб.49) как  $\int_{\Omega} [\sigma] \delta[\varepsilon] d\Omega = \int_{\Omega_0} \frac{1}{J} [X] [\sigma]_0 [X]^T \delta[\varepsilon] J(d\Omega)_0$ ; потом, умножая подынтегральное выражение справа на выражение, которое ничто не изменяет, а именно на  $[X][X]^{-1} = [I]$ , и проводя замену  $[X]^{T} (\delta[\varepsilon])[X] = \delta[\epsilon]$  согласно (Пб.103), получим, что:

$$\int_{\Omega} [\sigma] \delta[\varepsilon] d\Omega = \int_{\Omega_0} \frac{1}{J} [X] [\sigma]_0 [X]^T \delta[\varepsilon] J(d\Omega)_0 = \int_{\Omega_0} [X] [\sigma]_0 ([X]^T \delta[\varepsilon] [X]) [X]^{-1} (d\Omega)_0 = \int_{\Omega_0} [X] [\sigma]_0 \delta[\varepsilon] [X]^{-1} (d\Omega)_0 = \int_{\Omega_0} [\sigma]_0 \delta[\varepsilon] (d\Omega)_0.$$
(II6.105-a)

В компонентной форме:

$$\int_{\Omega} \sigma^{ij} \delta \varepsilon_{ij} d\Omega = \int_{\Omega_0} (\tilde{\sigma}^{ij})_0 \delta \in_{ij} (d\Omega)_0.$$
(Π6.105-б)

Итак, получили запись первого интеграла из функционала (П6.96) в начальной конфигурации.

## П6.4.2 Выражение для объемного интеграла в TL-формулировке принципа возможных перемещений

Получим выражение для второго интеграла из (Пб.96), а именно для  $\int \vec{O} \cdot \delta \vec{U} d\Omega$ , после преобразования в начальную конфигурацию. Компоненты  $\delta U^i$  вектора вариации перемещений  $\delta \vec{U} = \delta U^i \vec{e}_i$  преобразовывать нет необходимости, поскольку они определяются относительно исходной (недеформированной) конфигурации. Вектор  $\vec{O}$  объемной нагрузки запишем в виде

$$\vec{O} = \vec{\rho}\vec{F} , \qquad (\Pi 6.106)$$

где  $\bar{\rho}$  является удельной плотностью материала. Согласно следствию закона о сохранении массы тела (см. формулу (Пб.50))  $\int \overline{\rho} d\Omega = \int (\overline{\rho})_0 (d\Omega)_0$ . Поэтому

$$\int_{\Omega} \vec{O} \cdot \delta \vec{U} d\Omega = \int_{\Omega_0} (\vec{\rho})_0 \vec{F} \cdot (\delta U^i \vec{e}_i) (d\Omega)_0.$$
(II6.107)

Осталось выразить вектор удельной массовой силы  $\vec{F}$  в начальной конфигурации. Возможны две ситуации:

• сила  $\vec{F}$  является "мертвою", т.е. не изменяет своего положения и свою величину при наличии деформации в точке тела, поэтому  $\vec{F} = (F^i)_0 \vec{e}_i$  и

$$\int_{\Omega} \vec{O} \cdot \delta \vec{U} d\Omega = \int_{\Omega_0} (\vec{\rho})_0 (F^i)_0 \vec{e}_i \cdot (\delta U^i \vec{e}_i) (d\Omega)_0; \qquad (\Pi 6.108-a)$$

• сила  $\vec{F}$  "следит" за деформацией точки тела (изменяет свое положение и свою величину при наличии деформации), поэтому  $\vec{F} = F^{j}\vec{E}_{j} = F^{j}(\delta_{j}^{i} + \nabla_{j}U^{i})\vec{e}_{i} = F^{j}X_{j}^{i}\vec{e}_{i}$  и

$$\int_{\Omega} \vec{O} \cdot \delta \vec{U} d\Omega = \int_{\Omega_0} (\vec{\rho})_0 F^j X^i_j \vec{e}_i \cdot (\delta U^i \vec{e}_i) (d\Omega)_0, \qquad (\Pi 6.108-6)$$

причем величина  $F^i$  может изменяться как функция  $\vec{x}$ . Кстати, плотность материала также может быть функцией координат.

Выражения (П6.108-а) и (П6.108-б) можно заменить одним, если ввести обозначения:

$$(\overline{F}^{i})_{0} = (F^{i})_{0} \quad \text{M} \quad (\overline{F}^{i})_{0} = F^{j}X^{i}_{j}$$
(II6.109)

для формул (Пб.108-а) и (Пб.108-б) соответственно. Учтем, что  $\vec{e}_i \cdot \vec{e}_j = g_{ij}$ , поэтому выражение  $\vec{F} \cdot (\delta U^i \vec{e}_i) = (\vec{F}^i)_0 \vec{e}_i \cdot (\delta U^i \vec{e}_i) = (\vec{F}^i)_0 \delta U^i g_{ii}$ .

Обозначим  $(Q^i)_0 = (\overline{F}^i)_0 g_{ii}$  (в ДСК все  $g_{ii} = 1$ ). Тогда выражение для второго интеграла из (П6.96) в начальной конфигурации запишется как

$$\int_{\Omega} \vec{O} \cdot \delta \vec{U} d\Omega = \int_{\Omega_0} (\vec{P})_0 (\vec{F}^i)_0 \delta U^i (d\Omega)_0 \quad \text{или} \quad \int_{\Omega} \vec{O} \cdot \delta \vec{U} d\Omega = \int_{\Omega_0} (\vec{Q}^i)_0 \delta U^i (d\Omega)_0 . \tag{П6.110}$$

# П6.4.3 Выражение для поверхностного интеграла в TL-формулировке принципа возможных перемещений

Рассмотрим третий интеграл из (П6.96), а именно  $\int_{S_{-}} \vec{P} \cdot \delta \vec{U} dS$ . Результирующий вектор поверхностной нагрузки на элементарной площадке  $\vec{P}dS$  запишем в виде  $\vec{P}dS = q\vec{v}dS$ , где  $q = q(\vec{x}, t)$  – распределенная нагрузка в точке поверхности;  $\vec{v} = v_i \vec{E}^i$  – вектор нормали к поверхности в той же точке. Учтено, что именно контравариантные векторы  $\vec{E}^i$  нормальны к сдеформированной поверхности, которую определяют два вектора  $\vec{E}_i$  и  $\vec{E}_k$  (здесь  $i \neq j \neq k \neq i; i, j, k = 1, 2, 3$ ). Тогда

$$\int_{S_p} \vec{P} \cdot \delta \vec{U} dS = \int_{S_p} (q v_i \vec{E}^i) \cdot (\delta U^i \vec{e}_i) dS .$$
(II6.111)

Компоненты  $\delta U^i$  вектора вариации перемещений  $\delta \vec{U} = \delta U^i \vec{e}_i$  преобразовывать нет необходимости, поскольку они определяются относительно исходной (недеформированной) конфигурации. Представим оставшуюся часть подынтегрального выражения, т.е.  $q v_i \vec{E}^i dS$ , в виде

$$q \chi_i \vec{E}^i dS = (p^j)_0 \vec{E}_j (dS)_0, \qquad (\Pi 6.112)$$

где компоненты

$$(p^{j})_{0} = P^{ij}(\nu_{i})_{0} \tag{\Pi6.113}$$

являются приведенными компонентами вектора нагрузки к поверхности единичной площади исходной (недеформированной) конфигурации, которые еще необходимо найти.

Компоненты  $v_i$  в (П6.112) определены относительно  $\vec{E}_i$ , т.е.:

$$\underline{v}_i = (\delta_i^j + \nabla_i U^j) v_j = X_i^j v_j; \quad i, j = 1, 2, 3.$$
(II6.114)

где  $v_j$  являются компонентами вектора нормали к элементарной поверхности dS, определенные относительно  $\vec{e}_i$ , i = 1, 2, 3. Итак, вместо (П6.112) запишем:

$$qX_i^j v_j \vec{E}^i dS = (P^{ij})_0 (v_i)_0 \vec{E}_j (dS)_0.$$
(II6.115)

В соответствии с формулой Нансона (Пб.68)  $X_i^j v_i dS = J \cdot (v_i)_0 (dS)_0$ . Подставим это выражение в левую часть формулы (П6.115). После сокращения на  $(dS)_0$  получим:

$$qJ(v_i)_0 \vec{E}^i = (P^{ij})_0 (v_i)_0 \vec{E}_j.$$
(II6.116)

С учетом (Пб.113) это выражение примет вид

$$qJ(v_i)_0 \vec{E}^i = (p^j)_0 \vec{E}_j. \tag{\Pi6.117}$$

Умножим (П6.117) скалярным образом на  $\vec{E}_k$ . Учитывая то, что  $\vec{E}^i \cdot \vec{E}_k = \delta^i_k$ ;  $(v_i)_0 \delta_k^i = (v_k)_0; \vec{E}_j \cdot \vec{E}_k = C_{jk}$ , получим сначала, что

$$qJ(\nu_k)_0 = (p^j)_0 G_{jk}, \qquad (\Pi 6.118)$$

а с учетом  $C^{jk} = (C_{jk})^{-1}$  и  $C^{jk} (v_k)_0 = C^{ji} (v_i)_0$ :

$$(p^{j})_{0} = qJG^{ji}(v_{i})_{0}. \tag{II6.119}$$

Итак, вместо (П6.111), с учетом (П6.112) и (П6.119), имеем выражение

$$\int_{S_{P}} \vec{P} \cdot \delta \vec{U} dS = \int_{(S_{P})_{0}} qJ C^{ji}(v_{i})_{0} \vec{E}_{j} \cdot (\delta U^{i} \vec{e}_{i}) (dS)_{0} =$$
$$= \int_{(S_{P})_{0}} qJ \left( C^{ji}(v_{i})_{0} X_{j}^{m} \vec{e}_{m} \right) \cdot (\delta U^{m} \vec{e}_{m}) (dS)_{0} = \int_{(S_{P})_{0}} qJ C^{ji}(v_{i})_{0} X_{j}^{m} \delta U^{m} g_{mm} (dS)_{0} , \qquad (\Pi 6.120\text{-a})$$

вычисляемое в исходной (недеформированной) конфигурации. Обозначим:

$$(\underbrace{p}^{m})_{0} = qJC^{ji}(v_{i})_{0}X_{j}^{m}g_{mm}. \qquad (\Pi 6.121)$$

Тогда окончательно для (П6.96)

$$\int_{S_{P}} \vec{P} \cdot \delta \vec{U} dS = \int_{(S_{P})_{0}} (\vec{p}^{m})_{0} \delta U^{m} (dS)_{0} .$$
(Π6.120-б)

#### П6.4.4 Выражение принципа возможных перемещений при TL-формулировке

Если выражения (Пб.105-б), (Пб.110) и (Пб.120-б) подставить в принцип возможных перемещений (Пб.96), то получим его выражение при TL-формулировке (в компонентной форме):

$$\delta \Psi = \int_{\Omega_0} (\tilde{g}^{ij})_0 \delta \mathcal{E}_{ij} (d\Omega)_0 - \int_{\Omega_0} (\tilde{Q}^i)_0 \delta U^i (d\Omega)_0 - \int_{(S_P)_0} (\tilde{p}^m)_0 \delta U^m (dS)_0 = 0.$$
(II6.122)

# П6.5 Конечно-элементная аппроксимация краевых задач при TLформулировке и метод решения системы алгебраических уравнений

#### П6.5.1 Конечно-элементная аппроксимация принципа возможных перемещений

Для создания системы алгебраических уравнений в NX Nastran применяется принцип возможных перемещений в TL-формулировке (П6.122).

Поскольку аппроксимация будет проводиться на конечно-элементной сетке, то вместо выражения (Пб.122) запишем его сеточный аналог

$$\delta \Psi_h = \left( \int_{\Omega_0} (\tilde{\mathcal{Q}}^{ij})_0 \delta \in_{ij} (d\Omega)_0 - \int_{\Omega_0} (\tilde{\mathcal{Q}}^i)_0 \delta U^i (d\Omega)_0 - \int_{(S_P)_0} (\tilde{\mathcal{P}}^m)_0 \delta U^m (dS)_0 \right)_h = 0.$$
(II6.123)

Далее нижний индекс <sub>*h*</sub> опускаем с целью упрощения записей.

Этот функционал в объединении с кинематическими ГУ на поверхности  $S_{_{II}}$ 

$$U^{m}\Big|_{S_{U}} = \hat{g}^{m}, \text{ r.e. } \delta U^{m}\Big|_{S_{U}} = 0$$
 (II6.124)

определяет бесчисленное множество возможных НДС. Действительное НДС – одно из виртуальных, но дополнительно удовлетворяет уравнениям связи между напряжениями и деформациями.

Есть несколько итерационных алгоритмов (методов) решения существенно нелинейных краевых задач, довольно хорошо изученных. При постановке краевой задачи в перемещениях с учетом неупругих деформаций, а также при учете геометрической нелинейности в NX Nastran применяется метод дополнительных нагрузок одновременно с методом Ньютона-Рафсона решения нелинейной САУ, порождаемой методом.

Весь процесс нагружения тела разбивается на этапы, на каждом из которых решается краевая задача. Результаты текущего этапа являются начальными условиями для следующего этапа. В частном случае рассматривается лишь один этап нагружения.

Для аппроксимации будущего решения применяется метод конечных элементов.

Введем векторы:  $\{Q_{0}^{2} = \{Q_{1}, Q_{2}, Q_{3}\}_{0}^{T}$  – объемных и  $\{p_{0}^{2} = \{p_{1}, p_{2}, p_{3}\}_{0}^{T}$  – приведенных поверхностных нагрузок. Функционал (Пб.123) с учетом матричных обозначений, введенных ранее в Приложениях 5 и 6, будет иметь вид:

$$\delta \Psi = \int_{\Omega_0} \{\delta \in \}^T \{ \tilde{\mathcal{Q}} \}_0 (d\Omega)_0 - \int_{\Omega_0} \{\delta U \}^T \{ \tilde{\mathcal{Q}} \}_0 (d\Omega)_0 - \int_{(S_P)_0} \{\delta U \}^T \{ \tilde{p} \}_0 (dS)_0 = 0.$$
 (II6.125)

Определим, что  $\{\delta \in\} = [\tilde{B}] \{\delta q\}_e$  (см. второе выражение в (П5.92)) и  $\{\delta \in\}^T = ([\tilde{B}] \{\delta q\}_e)^T = \{\delta q\}_e^T [\tilde{B}]^T$ ;  $\{\delta U\} = \delta ([\phi] \{q\}_e) = [\phi] \{\delta q\}_e$  и  $\{\delta U\}^T = \{\delta q\}_e^T [\phi]^T$ . Функционал (П6.125) с учетом этих формул и возможности суперпозиции по КЭ работ внешних и внутренних сил, обусловленной тем, что КЭ не пересекаются, записывается как

$$\delta \Psi = \sum_{e} \int_{(\Omega^{e})_{0}} \{\delta q\}_{e}^{T} [\tilde{B}]^{T} \{\tilde{\mathcal{Q}}\}_{0} (d\Omega)_{0} - \sum_{e} \int_{(S_{P}^{e})_{0}} \{\delta q\}_{e}^{T} [\phi]^{T} \{\tilde{\mathcal{Q}}\}_{0} (d\Omega)_{0} - \sum_{e} \int_{(S_{P}^{e})_{0}} \{\delta q\}_{e}^{T} [\phi]^{T} \{\tilde{\mathcal{P}}\}_{0} (dS)_{0} = 0, \qquad (\Pi 6.126)$$

где знак  $\sum_{e}$  означает суммирование по всем КЭ, содержащим актуальную степень свободы конкретного узла.

Так как векторы  $\{\delta q\}_e^T$  не зависят от параметров интегрирования, их можно вынести за границы интегралов (как обычные константы). Из (Пб.126), сгруппировав интегралы, имеем:

$$\delta \Psi = \sum_{e} \{\delta q\}_{e}^{T} \left( \int_{(\Omega^{e})_{0}} [\tilde{B}]^{T} \{ \tilde{\sigma} \}_{0} (d\Omega)_{0} - \int_{(\Omega^{e})_{0}} [\phi]^{T} \{ \tilde{Q} \}_{0} (d\Omega)_{0} - \int_{(S_{P}^{e})_{0}} [\phi]^{T} \{ \tilde{p} \}_{0} (dS)_{0} \right) = 0. \quad (\Pi 6.127)$$

Поскольку величины  $\{\delta q\}_{e}^{T}$  – произвольные, то из (Пб.127)

$$\sum_{e} \left( \int_{(\Omega^{e})_{0}} [\tilde{B}]^{T} \{ \tilde{\sigma} \}_{0} (d\Omega)_{0} - \int_{(\Omega^{e})_{0}} [\phi]^{T} \{ \tilde{Q} \}_{0} (d\Omega)_{0} - \int_{(S_{P}^{e})_{0}} [\phi]^{T} \{ \tilde{p} \}_{0} (dS)_{0} \right) = 0.$$
(II6.128)

Обозначим:

$$\{P\}_{0} = \sum_{e} (\{P\}_{0})_{e}; \quad (\{P\}_{0})_{e} = \int_{(\Omega^{e})_{0}} [\phi]^{T} \{\mathcal{Q}\}_{0} (d\Omega)_{0} + \int_{(S_{P}^{e})_{0}} [\phi]^{T} \{\mathcal{P}\}_{0} (dS)_{0}. \quad (\Pi6.129\text{-a})$$

Если на поверхности задано несколько (обозначим как  $N_{\overline{P}}$ ) сосредоточенных сил  $\overline{P}_i$ ;  $i = 1, ..., N_{\overline{P}}$  с компонентами  $(\overline{P}^m)_i$  в исходном базисе  $\vec{e}_m$ , то для КЭ с таким узлом  $\int_{S_p^e} [\phi]^T \{\widehat{p}\} dS = \{\overline{P}\}$ , поскольку в узлах матрица  $[\phi]$  имеет все нулевые значения, кроме единицы в актуальном узле, а площадь вырождается в точку. Здесь введен вектор сосредоточенной

цы в актуальном узле, а площадь вырождается в точку. Здесь введен вектор сосредоточенной силы  $\{\overline{\overline{P}}\} = \{\overline{P_1}, \overline{P_2}, \overline{P_3}\}^T$ . Поэтому выражение (П6.129-а) модифицируется:

$$\{P\}_{0} = \sum_{e} (\{P\}_{0})_{e}; \quad (\{P\}_{0})_{e} = \int_{(\Omega^{e})_{0}} [\phi]^{T} \{Q\}_{0} (d\Omega)_{0} + \int_{(S_{P}^{e})_{0}} [\phi]^{T} \{p\}_{0} (dS)_{0} + \sum_{i=1}^{N_{\overline{P}}} \{\overline{P}\}_{i}. \quad (\Pi6.129-6)$$

Еще обозначим

$$\{R\}_{0} = \sum_{e} (\{R\}_{0})_{e}; \quad (\{R\}_{0})_{e} = \int_{(\Omega^{e})_{0}} [\tilde{B}]^{T} \{\tilde{\mathcal{Q}}\}_{0} (d\Omega)_{0}. \quad (\Pi 6.130\text{-a})$$

Выражение (Пб.128), т.е. уравнение равновесия системы, примет вид

$$\sum_{e} \int_{(\Omega^{e})_{0}} [\tilde{B}]^{T} \{ \tilde{\sigma} \}_{0} (d\Omega)_{0} = \{ P \}_{0} \quad \text{или} \quad \{ R \}_{0} = \{ P \}_{0} . \tag{П6.131-a}$$

# П6.5.2 Алгоритм решения краевой задачи с учетом геометрической нелинейности на основе метода Ньютона-Рафсона

Для решения *нелинейных* САУ в NX Nastran используется метод Ньютона-Рафсона, обеспечивающий высокую скорость сходимости.

Согласно методу Ньютона-Рафсона решения нелинейных САУ считается, что

$$\{\psi\}^{(k+1)} \approx \{\psi\}^{(k)} + \left(\frac{\partial\{\psi\}}{\partial\{q\}}\right)^{(k)} \{dq\} \approx \{0\}; \quad \{q\}^{(k+1)} = \{q\}^{(k)} + \{dq\}, \quad (\Pi6.132)$$

где вектор погрешности (вектор невязки)  $\{\psi\}$  определяется как разность между правой и левой частями САУ; k – номер итерации. Поэтому из выражений (П6.131-а) вектор погрешностей

$$\{\psi\}^{(k)} = (\{P\}_0)^{(k)} - \left(\sum_{e} \int_{(\Omega^e)_0} [\tilde{B}]^T \{\tilde{\sigma}\}_0 (d\Omega)_0\right)^{(k)}$$
или  
$$\{\psi\}^{(k)} = (\{P\}_0)^{(k)} - (\{R\}_0)^{(k)}; \quad k = 0, 1, \dots .$$
(П6.133)

С учетом (П6.133) выражение (П6.132) запишем в виде итерационной (рекуррентной) последовательности СЛАУ

$$-\left(\frac{\partial\{\psi\}}{\partial\{q\}}\right)^{(k)} \{dq\} = (\{P\}_0)^{(k)} - (\{R\}_0)^{(k)}; \quad \{q\}^{(k+1)} = \{q\}^{(k)} + \{dq\}.$$
(II6.134)

Осталось определиться с матрицей  $\left(\frac{\partial\{\psi\}}{\partial\{q\}}\right)^{(k)}$ . В соответствии с первым выражением

(П6.133) для последовательности СЛАУ (П6.134):

$$\left(\frac{\partial\{\psi\}}{\partial\{q\}}\right)^{(k)} \{dq\} = \left(\frac{\partial}{\partial\{q\}} \left(\{P\}_{0} - \sum_{e} \int_{(\Omega^{e})_{0}} [\tilde{B}]^{T} \{\tilde{\varphi}\}_{0} (d\Omega)_{0}\right)\right)^{(k)} \{dq\} = \left(\frac{\partial\{P\}_{0}}{\partial\{q\}}\right)^{(k)} \{dq\} - \left(\sum_{e} \int_{(\Omega^{e})_{0}} \frac{\partial[\tilde{B}]^{T}}{\partial\{q\}_{e}} \{\tilde{\varphi}\}_{0} (d\Omega)_{0}\right)^{(k)} \{dq\} - \left(\sum_{e} \int_{(\Omega^{e})_{0}} [\tilde{B}]^{T} \frac{\partial\{\varphi\}_{0}}{\partial\{q\}_{e}} (d\Omega)_{0}\right)^{(k)} \{dq\}.$$
(II6.135)

Отдельно рассмотрим каждое выражение из правой части (П6.135).

Несмотря на значительные перемещения и повороты, будем считать, что деформации являются относительно небольшими (до 2%). Примем, что

$$\left(\frac{\partial\{P\}_0}{\partial\{q\}}\right)^{(k)} \{dq\} \approx \{0\}. \tag{II6.136}$$

 $\bigcirc O\{q\} \ )$  Поскольку  $[\tilde{B}] = [B] + [\overline{B}]$ , а  $\partial [B] / \partial \{q\}_e = [0]$ , то, с учетом (П5.83) и (П5.76) ... (П5.80), первый интеграл из правой части (П6.135):

$$\left(\sum_{e} \int_{(\Omega^{e})_{0}} \frac{\partial [\tilde{B}]^{T}}{\partial \{q\}_{e}} \{\varphi\}_{0} (d\Omega)_{0}\right)^{(k)} = \left(\sum_{e} \int_{(\Omega^{e})_{0}} \frac{\partial [\bar{B}]^{T}}{\partial \{q\}_{e}} \{\varphi\}_{0} (d\Omega)_{0}\right)^{(k)} = \left(\sum_{e} \int_{(\Omega^{e})_{0}} \frac{\partial ([A][W])^{T}}{\partial \{q\}_{e}} \{\varphi\}_{0} (d\Omega)_{0}\right)^{(k)} = \left(\sum_{e} \int_{(\Omega^{e})_{0}} [W]^{T} \frac{\partial [A]^{T}}{\partial \{q\}_{e}} \{\varphi\}_{0} (d\Omega)_{0}\right)^{(k)} = \left(\sum_{e} \int_{(\Omega^{e})_{0}} [W]^{T} [\varphi]_{0} [W] (d\Omega)_{0}\right)^{(k)}, \quad (\Pi6.137)$$

где учтена симметрия матрицы  $[\sigma]_0$  из компонент вектора  $\{\sigma\}_0$ ; что  $([A][W])^T = [W]^T [A]^T$ ,  $\partial [W]^T / \partial \{q\}_e = [0]$ , а также, что матрица  $\partial [A]^T / \partial \{q\}_e = [W]$ .

Введем глобальную симметричную матрицу:

$$[K_{\sigma}]_{0} = \sum_{e} ([K_{\sigma}]_{0})_{e}, \text{ где } ([K_{\sigma}]_{0})_{e} = \int_{(\Omega^{e})_{0}} [G]^{T} [\tilde{S}] [G] (d\Omega)_{0}.$$
(П6.138)

Тогда окончательно из первого интеграла из правой части (П6.135) имеем (k)

$$\left(\sum_{e} \int_{(\Omega^{e})_{0}} \frac{\partial [\tilde{B}]^{T}}{\partial \{q\}_{e}} \{\tilde{\varphi}\}_{0} (d\Omega)_{0}\right)^{(k)} = \sum_{e} \left(\left([K_{\sigma}]_{0}\right)_{e}\right)^{(k)} = \left([K_{\sigma}]_{0}\right)^{(k)}. \tag{H6.139}$$

– 271 – © Рудаков К.Н.

Рассмотрим последнее выражение из правой части (П6.135). Определим, что

$$\frac{\partial \{\tilde{\varphi}\}_0}{\partial \{q\}_e} = \frac{\partial \{\tilde{\varphi}\}_0}{\partial \{\epsilon\}} \frac{\partial \{\epsilon\}}{\partial \{q\}_e} = [\tilde{D}] \frac{\partial \{\epsilon\}}{\partial \{q\}_e}. \tag{\Pi6.140}$$

Согласно (П5.92)

$$\frac{\partial\{\epsilon\}}{\partial\{q\}_e} = [\tilde{B}]. \tag{\Pi6.141}$$

Поэтому:

$$\left(\sum_{e} \int_{(\Omega^{e})_{0}} [\tilde{B}]^{T} \frac{\partial \{ \underline{\sigma} \}_{0}}{\partial \{ q \}_{e}} (d\Omega)_{0} \right)^{(k)} \{ dq \} = \left(\sum_{e} \int_{(\Omega^{e})_{0}} [\tilde{B}]^{T} [\tilde{D}] [\tilde{B}] (d\Omega)_{0} \right)^{(k)} \{ dq \}.$$
(II6.142)

Итак, осталось определиться с выражением для матрицы

$$[\tilde{D}] = \frac{\partial \{ \sigma \}_0}{\partial \{ \epsilon \}}.$$
 (II6.143-a)

Вариантов таких выражений столько, сколько моделей материалов, т.е. много. Поэтому здесь выражения для матрицы  $[\tilde{D}]$  не рассматриваем.

Обозначим:

$$([\tilde{K}]_{0})_{e} = \int_{(\Omega^{e})_{0}} [\tilde{B}]^{T} [\tilde{D}] [\tilde{B}] (d\Omega)_{0}; \quad [\tilde{K}]_{0} = \sum_{e} ([\tilde{K}]_{0})_{e}.$$
(II6.144)

Левая часть первого выражения из (П6.134) получит вид:

$$-\left(\frac{\partial\{\psi\}}{\partial\{q\}}\right)^{(k)} \{dq\} = \left(\left[K_{\sigma}\right]_{0} + \left[\tilde{K}\right]_{0}\right)^{(k)} \{dq\} = \left(\left[\underline{K}\right]_{0}\right)^{(k)} \{dq\}, \qquad (\Pi 6.145)$$

где введена матрица

$$[\underline{K}]_0 = [K_\sigma]_0 + [\tilde{K}]_0. \tag{\Pi6.146}$$

Теперь окончательно выражения (Пб.134), т.е. уравнения метода Ньютона-Рафсона, получат вид:

$$\left([\underline{K}]_{0}\right)^{(k)} \{dq\} \approx \left(\{P\}_{0}\right)^{(k)} - \left(\{R\}_{0}\right)^{(k)}; \quad \{q\}^{(k+1)} = \{q\}^{(k)} + \{dq\}. \tag{II6.147-a}$$

Первое выражение (П6.147-а) является линейной системой алгебраических уравнений для нахождения вектора-решения  $\{dq\}$  на (k+1)-й итерации согласно методу Ньютона-Рафсона. Она собрана на основе решения, полученного на предыдущей k-ой итерации: и матрица [*K*]<sub>0</sub> СЛАУ, и вектор правой части СЛАУ.

На нулевой итерации, когда в теле еще нет напряжений и деформаций, компоненты выражения (П6.147-а) ( $\{R\}_0$ )<sup>(0)</sup> =  $\{0\}$ ; [ $K_\sigma$ ]<sub>0</sub> = [0], а

$$[\tilde{K}]_0 = [K]_0, \text{ где } [K]_0 = \sum_e [K_0]_e; \quad [K_0]_e = \int_{(\Omega^e)_0} [B]^T [D] [B] (d\Omega)_0, \quad (\Pi 6.148)$$

поэтому на нулевой итерации (П6.147-а) вырождается в

$$[K]_0 \{dq\} \approx (\{P\}_0)^{(0)}; \quad \{q\}^{(1)} = \{q\}^{(0)} + \{dq\}.$$
 (II6.149-a)

Реально рассматриваются не бесконечное малые приращения, а конечные. Поэтому в (П6.147-а) и (П6.149-а) вместо знака дифференциала d используют знак приращения  $\Delta$ :

$$\left(\left[\underline{K}\right]_{0}\right)^{(k)} \{\Delta q\} \approx \left(\{P\}_{0}\right)^{(k)} - \left(\{R\}_{0}\right)^{(k)}; \quad \{q\}^{(k+1)} = \{q\}^{(k)} + \{\Delta q\}; \qquad (\Pi 6.147-6)$$

$$[K]_0\{\Delta q\} \approx (\{P\}_0)^{(0)}; \quad \{q\}^{(1)} = \{q\}^{(0)} + \{\Delta q\}.$$
(II6.149-6)

Для алгоритма Ньютона-Рафсона доказаны теоремы существования и единственности решения. Алгоритм имеет большую скорость сходимости. Его основной недостаток - новые матрицы на каждой итерации.

Матрицу  $[K_{\sigma}]$  называют матрицей геометрической жесткости (geometric stiffness matrix) или матрицей начальных напряжений.

### П6.5.3 Алгоритм метода BFGS решения САУ для краевой задачи с учетом геометрической нелинейности

Merog BFGS (Broyden-Fletcher-Goldfarb-Shanno), применяемый в NX Nastran 7.1, является одним из так называемых квази-Ньютоновских методов, или методов восстановления, линейного поиска (line search),  $\alpha$ -ускорения. Отличие этих методов от метода Ньютона-Рафсона (см. Раздел Пб.5.2) состоит в том, что другим способом обновляется матрица жесткости для (k+1)-й итерации.

Метод BFGS имеет три этапа (принято, что  $[\underline{K}]_{0}^{(1)} = [\underline{K}]_{0}$ ):

Этап 1: находятся векторы:

$$\{\psi\}_{0}^{(k)} = \{P\}_{0}^{(k)} - \{R\}_{0}^{(k)}; \quad k = 1, \dots;$$
(II6.150)

$$\{\Delta q\} = ([\underline{K}]_0^{(k)})^{-1} \{\psi\}_0^{(k)}; \quad k = 1, \dots.$$
(II6.151)

Последний вектор определяет "направление" фактического приращения узловых перемещений.

Этап 2: вычисляется новый вектор узловых перемещений

$$\{q\}^{(k+1)} = \{q\}^{(k)} + \alpha \cdot \{\Delta q\}$$
(II6.152)

и соответствующий ему вектор  $\{\psi\}_0^{(k+1)} = \{P\}_0^{(k+1)} - \{R\}_0^{(k+1)}$ . В (Пб.151)  $\alpha$  – скалярный множитель, который обычно выбирается из диапазона [0.05, 1] таким, чтобы при назначенном допуске сходимости  $\varepsilon$  удовлетворялось условие

$$\{\Delta q\}^T \cdot \{\psi\}_0^{(k+1)} \le \varepsilon \{\Delta q\}^T \cdot \{\psi\}_0^{(k)}. \tag{\Pi6.153}$$

Когда  $\alpha$  выбрано и вычислено  $\{q\}^{(k+1)}$ , формируются векторы

$$\{\delta\}^{(k+1)} = \{q\}^{(k+1)} - \{q\}^{(k)} = \alpha \cdot \{\Delta q\}; \qquad (\Pi 6.154)$$

$$\{\gamma\}^{(k+1)} = \{\psi\}_0^{(k)} - \{\psi\}_0^{(k+1)}. \tag{II6.155}$$

Этап 3: обновляется матрица жесткости:

$$[\underline{K}]_{0}^{(k+1)})^{-1} = ([A]^{(k+1)})^{T} ([\underline{K}]_{0}^{(k)})^{-1} [A]^{(k+1)}, \qquad (\Pi 6.156)$$

где применяется матрица  $[A]^{(k)}$  той же размерности, что и  $[\underline{K}]_0$ , с компонентами

$$[A]^{(k)} = [I] + \{v\}^{(k)} (\{w\}^{(k)})^T.$$
(II6.157)

Обновленная матрица  $[\underline{K}]_0^{(k+1)}$  должна удовлетворять уравнению

$$[\underline{K}]_{0}^{(k+1)} \{\delta\}^{(k+1)} = \{\gamma\}^{(k+1)}.$$
(II6.158)

Векторы  $\{v\}$  и  $\{w\}$  для (П6.157) вычисляются согласно формулам

$$\{\nu\}^{(k+1)} = -\sqrt{\frac{(\{\delta\}^{(k+1)})^T \{\gamma\}^{(k+1)}}{(\{\delta\}^{(k+1)})^T + [\underline{K}]_0^{(k)} \{\delta\}^{(k+1)}}} [\underline{K}]_0^{(k)} \{\delta\}^{(k+1)} - \{\gamma\}^{(k+1)}; \tag{II6.159}$$

$$\{w\}^{(k+1)} = \frac{\{\delta\}^{(k+1)}}{\{\delta\}^{(k+1)}\{\gamma\}^{(k+1)}}.$$
 (II6.160)

Вектор  $[\underline{K}]_{0}^{(k)} \{\delta\}^{(k+1)}$  в (Пб.159) фактически равен  $\alpha \cdot \{\psi\}_{0}^{(k)}$ , легко вычисляется.

Матрица ( $[\underline{K}]_{0}^{(k+1)}$ )<sup>-1</sup>, вычисленная согласно (Пб.156), является симметричной и положительно определенной. Поэтому число обусловленности  $v_{[K]_{0}^{(k+1)}}$  матрицы  $([\underline{K}]_{0}^{(k+1)})^{-1}$  может быть вычислено как

$$\nu_{[\underline{K}]_{0}^{(k+1)}} = -\sqrt{\frac{(\{\delta\}^{(k+1)})^{T}\{\gamma\}^{(k+1)}}{(\{\delta\}^{(k+1)})^{T} + [\underline{K}]_{0}^{(k)}\{\delta\}^{(k+1)}}}.$$
(II6.161)

Если это число превысит некоторое заданное значение, то это также можно считать признаком неудачного выбора параметра  $\alpha$ .

Если все преобразования САУ свести в единую цепь, то выражение (Пб.151) может быть записано как

 $\{\Delta q\} = ([I] + \{w\}^{(k)} (\{v\}^{(k)})^T ... ([I] + \{w\}^{(2)} (\{v\}^{(2)})^T ([\underline{K}]_0)^{-1} [A]^{(2)} ... [A]^{(k)} \{\psi\}_0^{(k)}.$ (II6.162)

Эта формула показывает, что решение можно найти, не проводя обновление матрицы жесткости и не проводя ее новых обращений. Кроме того, метод может уменьшать количество итераций, необходимых для получения сходимости решения с заданной точностью.

# П6.6 Основные положения UL-формулировки алгоритмов решения геометрически нелинейных краевых задач

Согласно таблице Пб.1, при UL-формулировке в общем случае геометрической нелинейности (большие параллельные перемещения, большие вращения и большие деформации) используются напряжения Эйлера-Коши и логарифмические деформации Генки.

Итак, нужно рассмотреть вопрос о логарифмических деформациях Генки, а также об определяющих уравнениях, которые будут использоваться при формулировании постановок краевых задач, для получения системы алгебраических уравнений.

# П6.6.1 Разложение матрицы градиента деформации Грина на матрицы растяжения и вращения (теорема про полярную декомпозицию)

Покажем, что (несимметричную) матрицу [X] (П6.26) всегда можно представить как

$$X] = [R][U]_R, (\Pi 6.163)$$

где [R] – матрица вращения (ортогональная), а  $[U]_R$  – правая матрица чистой деформации (симметричная). Об этом утверждает теорема про полярную декомпозицию.

Рассмотрим не вырожденную положительно определенную матрицу

$$[C] = [X]^{T} [X]. \tag{II6.164}$$

Если [*R*] является матрицей вращения, то  $[R]^{T}[R] = [I]$ , где [I] – единичная матрица. Поэтому, с применением (Пб.163):

$$[C] = ([R][U]_R)^T [R][U]_R = [U]_R^T ([R]^T [R]) [U]_R = [U]_R^T [I][U]_R = [U]_R^T [U]_R = [U]_R^2. \quad (\Pi 6.165)$$

Учтено, что матрица  $[U]_R$  должна быть симметричной, тогда  $[U]_R^T[U]_R = [U]_R^2$ .

Итак, поскольку в общем случае  $[U]_R \neq [X]$ , то

$$[U]_{R} = [C]^{1/2} = ([X]^{T} [X])^{1/2}.$$
 (II6.166)

Но легко вычислить  $[U]_R$  из (Пб.166) удается лишь тогда, когда  $[X]^T[X]$  является диагональной матрицей. В противном случае для получения компонент  $[U]_R$  рассмотрим стандартную симметричную проблему собственных значений для симметричной матрицы [C]:

$$[C]\{w\} = \lambda\{w\}.$$
 (II6.167)

Из полученных собственных значений  $\lambda_i > 0$ ; i = 1, 2, 3 сложим диагональную матрицу  $[\lambda_c]$ , а из собственных векторов (столбцов)  $\{w\}$  – матрицу собственных векторов  $[W]_R$ .

Матрице  $[U]_R$  соответствует тензор  $\vec{U}_R$ . Поскольку есть прямая связь между [C] и  $[U]_R$ , а именно  $[C] = [U]_R^2$ , то любой главный базис тензора  $\vec{C}$  будет одновременно главным базисом тензора  $\vec{U}_R$ , который порождает матрицу  $[U]_R$  (и наоборот). Поскольку матрица [C] не вырождена, а также положительно определена, то ее собственные значения являются положительными, которые вместе с тем являются квадратами собственных значений матрицы  $[U]_R$ . Поэтому из величин  $\sqrt{\lambda_i} \ge 0$  можно собрать новую диагональную матрицу, обозначим ее как  $[\underline{U}]$ :

$$\left[\underline{U}\right] = \left[\lambda_{C}\right]^{1/2}.\tag{\Pi6.168}$$

Тогда с применением матрицы  $[\underline{U}]$  и матрицы собственных векторов  $[W]_R$  можно получить матрицу, которая и будет искомой матрицей  $[U]_R$ :

$$[U]_{R} = [W]_{R} [\underline{U}] [W]_{R}^{T}.$$
(II6.169)

Матрицу вращения [*R*] можно получить из выражения (П6.163):

$$[R] = [X][U]_R^{-1}. \tag{II6.170}$$

Свойство  $[R]^{T}[R] = [I]$ , обязательное для матрицы вращения, было заложено при получении матрицы  $[U]_{R}$ . Чтобы матрица [R] была матрицей вращения, ей еще нужно иметь det[R] = 1. Это действительно так, поскольку:

$$\det[R] = \det[X] \cdot \det[U]_{R}^{-1} = J / \det[U]_{R} = J / \det[\underline{U}] = J / \det[\lambda_{C}]^{1/2} = J / J = 1.$$

Симметричная проблема собственных значений для не вырожденной, положительно определенной матрицы имеет лишь один вариант решения. Поэтому и полярная декомпозиция (П6.163) тоже имеет лишь один вариант.

Кроме *правой* матрицы чистой деформации  $[U]_R$  еще рассматривают *левую* матрицу чистой деформации  $[U]_L$ , а именно, вместо (П6.163) – формулу

$$[X] = [U]_L[R]. \tag{II6.171}$$

Действия – аналогичны. С использованием (Пб.163)  $[X] = [R][U]_R = [U]_L[R]$ , поэтому  $[U]_L = [R][U]_R[R]^T$ ;  $[U]_L = [W]_L[\underline{U}][W]_L^T$ ;  $[W]_L = [R][W]_R$ ;  $[W]_R = [R]^T[W]_L$ . (Пб.172)

**Примечание Пб.4.** Согласно (Пб.163) деформирование рассматривается как процесс, в котором последовательно реализуются: сначала чистая деформация элементарного объема, потом – его жесткое вращение. В случае использования декомпозиции (Пб.171) процесс рассматривается строго наоборот: сначала – жесткое вращение, потом – чистая деформация.

В обоих случаях матрицы  $[U]_R$  и  $[U]_L$  с чистой деформацией элементарного объема вычисляются через матрицу  $[\underline{U}]$ , которая фактически содержит чистую деформацию *в направлении главных осей* деформации, т.е. матрица  $[\underline{U}]$  не содержит угловых деформаций (является диагональной). Это позволяет интерпретировать диагональные компоненты матрицы  $[\underline{U}]$  как представителей главных деформаций тензоров деформаций и определить, в частности, тензор деформаций Грина-Лагранжа как (матричное обозначение, нормированная ортогональная система координат)

$$[\epsilon] = [W]_{R} \left( 0.5([\underline{U}]^{2} - [I]) \right) [W]_{R}^{T}.$$
(II6.173)

#### П6.6.2 Логарифмические деформации Генки (Hencky)

Если считать, что направление деформации волокна материала с исходной длиной  $L_0$  при деформировании не изменяется, то текущую продольную деформацию волокна можно определить как

$$\epsilon_{H} = \int_{L_{0}}^{L} \frac{dx}{x} = \ln\left(\frac{L}{L_{0}}\right) = \ln\left(\frac{L_{0} + \Delta L}{L_{0}}\right) = \ln(1 + \varepsilon), \quad \text{где} \quad \varepsilon = \frac{\Delta L}{L_{0}}. \tag{\Pi6.174}$$

Это и есть логарифмическая деформация Генки для волокна материала.

Если использовать матрицы собственных векторов  $[W]_R$ , то тензор деформации Генки можно определить как (матричное обозначение)

$$[\varepsilon]_{H} = [W]_{R} [\Lambda] [W]_{R}^{T}, \qquad (\Pi 6.175)$$

© Рудаков К.Н.

где диагональная матрица [Л] содержит компоненты

$$\Lambda_{ii} = \ln(1+\varepsilon_i) = \ln\sqrt{\lambda_i} , \quad i = 1, 2, 3, \qquad (\Pi 6.176)$$

причем  $\lambda_i > 0$  – собственные значения матрицы [*C*], определяемые из системы (П6.167).

Примечание П6.5. Поскольку в определении тензоров деформаций Грина-Лагранжа (П6.173) и Генки (П6.175) отсутствует матрица вращения [*R*] (есть только главные деформации и матрицы собственных векторов), то это означает, что эти оба тензора не зависят от жесткого вращения элементарного объема тела.

Примечание П6.6. Из примечания П6.5 следует, что компоненты тензора малых деформаций (П5.8) генерируют паразитные (на самом деле отсутствующие) деформации при жестком вращении и смещении элементарного объема тела. Именно поэтому формулами (П5.8) нельзя пользоваться при наличии жесткого вращения элементарного объема тела.

Логарифмические деформации Генки при UL-формулировке применяются лишь для вычисления компонент матрицы, аналогичной по смыслу  $[\tilde{D}]$  (см. формулу (П6.143-а)) при наличии необратимых деформаций, больших, чем 2 процента. При этом удается избавиться от сложения деформаций (упругих, пластичных, температурных) и перейти к сложению перемещений, что не вносит никаких погрешностей. Для этого используются разложения и подходы, первоначально разработанные для гиперупругих материалов. Изложения этих формулировок тут не приводим. В сжатом виде информацию можно получить в разделе 6.6.4 книги [69].

#### П6.6.3 Сходства и особенности UL- и TL-формулировок алгоритмов решения геометрически нелинейных краевых задач

Как было указано в Разделе Пб.1, UL-формулировка отличается от TL-формулировки тем, какая геометрия выбирается опорной: для UL – начальная, для UL – созданная предыдущим этапом нагружения. Поэтому существенных изменений при получении системы алгебраических уравнений не будет.

Вводится внутреннее время, весь этап нагружения автоматически делится на несколько (например, на 10) промежуточных этапов – слоев. Верхним индексом *n* будем обозначать такой временной слой. Нижний индекс, как и ранее, определяет начальную конфигурацию.

Поскольку деформации всегда вычисляются относительно начального состояния, то начнем почти с конца: с уравнения (П6.131-а) с учетом (П6.129-а).

Будем считать, что есть решение на n-м временном слое, рассматривается следующий, (n+1)-й. Изменится опорная геометрия: вместо  $(\Omega^e)_0$  и  $(S_P^e)_0$  будут  $(\Omega^e)_0^n$  и  $(S_P^e)_0^n$ . Напряжения  $\{\sigma\}_0$ , объемные  $\{Q\}_0$  и поверхностные  $\{p\}_0$  силы на опорной геометрии n – го временного слоя обозначим как  $\{\sigma\}_0^n$ ,  $\{Q\}_0^n$  и  $\{p\}_0^n$  соответственно.

Уравнения (Пб.129-б) и (Пб.131-а) изменяются на:

$$\{P\}_{0}^{n} = \sum_{e} (\{P\}_{0}^{n})_{e}; \quad (\{P\}_{0}^{n})_{e} = \int_{(\Omega^{e})_{0}^{n}} [\phi]^{T} \{O\}_{0}^{n} (d\Omega)_{0}^{n} + \int_{(S_{P}^{e})_{0}^{n}} [\phi]^{T} \{\tilde{p}\}_{0}^{n} (dS)_{0}^{n} + \sum_{i=1}^{N_{P}} \{\overline{P}\}_{i}^{n}; \quad (\Pi6.129-B)$$

$$\sum_{e} \int_{(\Omega^{e})_{0}^{n}} [\tilde{B}]^{T} \{\tilde{\sigma}\}_{0}^{n} (d\Omega)_{0}^{n} \approx \{P\}_{0}^{n} \quad \text{или} \quad \{R\}_{0}^{n} = \{P\}_{0}^{n}. \quad (\Pi6.131-6)$$

Вместо (Пб.143-а) и (Пб.130-а) будем иметь соответственно

$$[\tilde{D}] = \frac{\partial \{\underline{\sigma}\}_0^n}{\partial \{\varepsilon\}}; \tag{II6.143-6}$$

$$\{R\}_{0}^{n} = \sum_{e} (\{R\}_{0}^{n})_{e}, \quad \text{где} \quad (\{R\}_{0}^{n})_{e} = \int_{(\Omega^{e})_{0}} [\tilde{B}]^{T} \{\tilde{\sigma}\}_{0}^{n} (d\Omega)_{0}. \quad (\Pi6.130\text{-}6)$$

Как и ранее отметим, что вариантов выражений (П6.143-б) столько, сколько моделей материалов, т.е. много. Поэтому здесь выражения для матрицы  $[\tilde{D}]$  не рассматриваем.

Вместо (Пб.147-б) получим такую систему уравнений:

$$\left(\left[\underline{K}\right]_{0}^{n}\right)^{(k)} \{\Delta q\} \approx \left(\{P\}_{0}^{n}\right)^{(k)} - \left(\{R\}_{0}^{n}\right)^{(k)}; \quad \{q\}^{(k+1)} = \{q\}^{(k)} + \{\Delta q\}; \qquad (\Pi 6.147-B)$$

Кроме того  $(\{\sigma_{n}\}_{0}^{n})^{(0)} = \{\sigma_{n}\}_{0}^{n}$ , т.е. являются напряжениями Эйлера-Коши с компонентами  $\sigma^{ii}$ , достигнутыми на конец предыдущего (n-го) этапа нагружения. Стартовое уравнение (П6.149-б) остается неизменным (только при n = 0), т.е. старт обоих алгоритмов является одинаковым: упругим и по уравнениям бесконечно малых деформаций.

## П6.6.4 Алгоритмы методов ограничения нагрузок/перемещений при решении краевой задачи с учетом геометрической нелинейности. Сферический критерий длины дуги (M.A. Crisfield)

В нелинейном анализе довольно часто нужно в автоматическом режиме уменьшать заданную нагрузку, чтобы не потерять точность решения, не пропустить существенную нелинейность процесса деформирования, например, при нелинейно-упругой или неупругой потере устойчивости, при старте трещины, при контактировании и т.п. После прохождения такого участка требуется снова в автоматическом режиме увеличить нагрузку до максимальной, т.е. реализовать посткризисное состояние.

Для регулирования нагрузок обычно вводится скалярный множитель  $\lambda \in [-1,1]$  при векторе нагрузок  $\{P\}_0$  (E. Riks), т.е. применяется нагрузка  $\lambda \{P\}_0$ . Тогда условие равновесия (П6.131-б) заменяется на

$$(\{R\}_0^n)^{(k)} = \lambda(\{P\}_0^n)^{(k)}. \tag{II6.177}$$

Поскольку алгоритмы ограничения нагрузок/перемещений обычно применяют одновременно с методом Ньютона-Рафсона, то, как и в Разделе П6.5.2 данного Приложения, введем вектор погрешности приближения уравнения равновесия (П6.177) в виде

$$\{\psi\}^{(k)} = \lambda^{(k)} (\{P\}_0^n)^{(k)} - (\{R\}_0^n)^{(k)}; \quad k = 0, 1, \dots,$$
(II6.178)

где согласно (Пб.130-б)  $({R}_0^n)^{(k)} = \int_{(\Omega^e)_n} [\tilde{B}]^T (\{\tilde{\sigma}\}_0^n)^{(k)} (d\Omega)_0$  зависит от  $\{q\}^{(k)}$ , поскольку на-

пряжения  $(\{\sigma\}_{0}^{n})^{(k)}$  прямо зависят от  $\{q\}^{(k)}$ . Т.е.  $\{\psi\}^{(k)} = \{\psi\}^{(k)}(\{q\},\lambda)$ .

Согласно методу Ньютона-Рафсона рассмотрим первые члены разложения  $\{\psi\}^{(k+1)}$  в ряд, приравняем разложение нулю:

$$\{\psi\}^{(k+1)} \approx \{\psi\}^{(k)} + \left(\frac{\partial\{\psi\}}{\partial\{q\}}\right)^{(k)} \{dq\} + \left(\frac{\partial\{\psi\}}{\partial\lambda}\right)^{(k)} d\lambda = 0.$$
(II6.179)

Аналогично (Пб.145) запишем, что  $\left(\frac{\partial\{\psi\}}{\partial\{q\}}\right)^{(*)} \{dq\} \approx -([\underline{K}]_0^n)^{(k)} \{dq\}$ , а из (Пб.178) имеем (k)

$$\left(\frac{\partial \{\psi\}}{\partial \lambda}\right)^{(k)} d\lambda = (\{P\}_0^n)^{(k)} d\lambda$$
. С учетом (Пб.178) выражение (Пб.179) примет вид

$$([\underline{K}]_{0}^{n})^{(k)}\{dq\} = \{\psi\}^{(k)} + (\{P\}_{0}^{n})^{(k)}d\lambda = (\lambda^{(k)} + d\lambda)(\{P\}_{0}^{n})^{(k)} - (\{R\}_{0}^{n})^{(k)}.$$
(II6.180)

Представим  $\{dq\}$  в виде

$$\{dq\} = \{d\overline{q}\} + \{d\overline{\overline{q}}\}d\lambda, \qquad (\Pi 6.181)$$

где составляющие векторов  $\{d\overline{q}\}$  и  $\{d\overline{\overline{q}}\}$  соответствуют уравнениям

$$([\underline{K}]_{0}^{n})^{(k)}\{d\overline{q}\} = \{\psi\}^{(k)} = \lambda^{(k)}(\{P\}_{0}^{n})^{(k)} - (\{R\}_{0}^{n})^{(k)}; \qquad (\Pi 6.182)$$

$$([\underline{K}]_{0}^{n})^{(k)}\{d\overline{\overline{q}}\} = (\{P\}_{0}^{n})^{(k)}.$$
 (II6.183)

Если (П6.183) умножить на  $d\lambda$ , а результат сложить с (П6.182), то получим, с учетом (П6.181), выражение (П6.180).

Поскольку в уравнении (Пб.181)  $\lambda^{(k)}$ ,  $\{d\overline{q}\}$  и  $\{d\overline{q}\}$  для (k+1)-й итерации известны, то имеем уравнение относительно еще неизвестных двух составляющих:  $\{dq\}$  и  $d\lambda$ . Нужно еще одно уравнение. Оно должно отображать некоторый критерий, который позволяет определиться с направлением и законом изменения параметра  $\lambda$ .



# Рис.П6.3. К критерию ограничения нагрузок/перемещений

Были предложены различные критерии: Е. Riks (линейный), М.А. Crisfield (сферический), другие, разные модификации. Приведем только один, а именно сферический, как один из применяемых в NX Nastran 7.1.

Примем, что есть решение  $\{\overline{q}\}$  на предыдущем этапе нагружения, когда нагрузка была равна  $\overline{\lambda} \{P\}_0$ .

Если как  $\delta L$  обозначить радиус окрестности возле точки, которая характеризует напряженнодеформированное состояние на начало текущего этапа, и этот радиус определяет ограничение для

приращения нагрузок, то получим (см. рис.П6.3) так называемый *сферический критерий длины дуги* (the Spherical Arc-length Criterion):

$$\left(\lambda - \overline{\lambda}\right)^2 \beta^2 \left(\left(\{P\}_0^n\right)^{(k)}\right)^T \left(\{P\}_0^n\right)^{(k)} + \left(\{q\} - \{\overline{q}\}\right)^T \left(\{q\} - \{\overline{q}\}\right) = \left(\delta L\right)^2, \quad (\Pi 6.184\text{-a})$$

где  $\beta$  – коэффициент нормализации (чтобы сделать одинаковыми размерности). Полная нагрузка (на рис.П6.3 на нее указывает вектор) уменьшается, причем траекторию уменьшения создает *mom же самый вектор* длиной  $\delta L$ .

В выражении (Пб.184-а)

$$\lambda = \lambda^{(k+1)} = \overline{\lambda} + \Delta\lambda^{(k)} + d\lambda; \quad \{q\} = \{q\}^{(k+1)} = \{\overline{q}\} + \{\Delta q\}^{(k)} + \{dq\}, \quad (\Pi 6.185)$$

поэтому оно изменяется на

$$(\Delta\lambda^{(k)} + d\lambda)^2 \beta^2 ((\{P\}_0^n)^{(k)})^T (\{P\}_0^n)^{(k)} + (\{\Delta q\}^{(k)} + \{dq\})^T (\{\Delta q\}^{(k)} + \{dq\}) = (\delta L)^2. \quad (\Pi 6.184-6)$$

Это и есть второе выражение для определения неизвестных  $\{dq\}$  и  $d\lambda$ . Подставим первое уравнение, а именно (Пб.181), в (Пб.184-б):

$$(\Delta \lambda^{(k)} + d\lambda)^2 \beta^2 ((\{P\}_0^n)^{(k)})^T (\{P\}_0^n)^{(k)} + (\{\Delta q\}^{(k)} + \{d\overline{q}\} + \{d\overline{q}\} d\lambda)^T (\{\Delta q\}^{(k)} + \{d\overline{q}\} + \{d\overline{q}\} d\lambda) = (\delta L)^2.$$
(II6.184-B)

После группирования членов при величинах  $(d\lambda)^2$  и  $d\lambda$  получим квадратичное уравнение относительно  $d\lambda$ :

$$a \cdot (d\lambda)^2 + b \cdot d\lambda + c = 0, \qquad (\Pi 6.186)$$

где коэффициенты

$$a = \{d\overline{q}\}^{T} \{d\overline{q}\} + \beta^{2} ((\{P\}_{0}^{n})^{(k)})^{T} (\{P\}_{0}^{n})^{(k)};$$
  

$$b = 2\Delta\lambda^{(k)}\beta^{2} (\{P\}_{0}^{(k)})^{T} \{P\}_{0}^{(k)} + 2(\{\Delta q\}^{(k)} + \{d\overline{q}\})^{T} \{d\overline{\overline{q}}\};$$
  

$$c = (\Delta\lambda^{(k)})^{2}\beta^{2} (\{P\}_{0}^{(k)})^{T} \{P\}_{0}^{(k)} + (\{\Delta q\}^{(k)} + \{d\overline{q}\})^{T} (\{\Delta q\}^{(k)} + \{d\overline{q}\}) - (\delta L)^{2}.$$
  
(II6.187)

Квадратичное уравнение имеет два решения:

$$d\lambda_{1,2} = (-b \pm \sqrt{b^2 - 4ac}) / (2a). \tag{\Pi6.188}$$

Из них нужно выбрать то, для которого угол между векторами  $\{q\}^{(k)} - \{\overline{q}\}$  и  $\{q\}^{(k+1)} - \{\overline{q}\}$  меньше 90 градусов, т.е.:

$$\cos\theta = \frac{(\{q\}^{(k)} - \{\overline{q}\})^T (\{q\}^{(k+1)} - \{\overline{q}\})}{\delta L^2} > 0.$$
 (II6.189-a)

- 278 -

© Рудаков К.Н.

Поскольку, согласно (Пб.173-а)  $\{q\}^{(k+1)} = \{q\}^{(k)} + \{dq\}$ , а  $\{q\}^{(k)} - \{\overline{q}\} = \{\Delta q\}^{(k)}$ , то  $\{q\}^{(k+1)} - \{\overline{q}\} = \{\Delta q\}^{(k)} + \{dq\}$ . Поэтому условие (Пб.189-а) запишется как

$$\cos\theta = \frac{(\{\Delta q\}^{(k)})^T(\{\Delta q\}^{(k)} + \{dq\})}{\delta L^2} > 0.$$
 (II6.189-6)

Если такого значения  $d\lambda$  не оказалось, то это означает, что нагрузка  $\lambda^{(1)} \{P\}_0^{(1)}$  выбрана неудачно, необходимо уменьшить  $\lambda^{(1)} = \overline{\lambda} + \Delta \lambda^{(1)}$ .

Если оказалось, что

$$(\{q\}^{n-1} - \{q\}^{n-2})^T \{\Delta \overline{\overline{q}}\} < 0, \qquad (\Pi 6.190)$$

т.е. жесткость тела падает, то необходимо изменить знак при  $\Delta \lambda^{(k)}$  на противоположный (начать разгрузку). Здесь (и ниже) верхний индекс *n* обозначает номер шага нагрузки, а значения соответствуют решениям на указанных этапах.

Еще необходимо следить за тем, чтобы было  $\lambda^{(k)} \leq 1$ . При  $\lambda^{(k)} = 1$  имеем обычный итерационный процесс Ньютона-Рафсона.

Начальное значение  $\delta L$  можно выбирать по формуле Рикса

$$\delta L^{2} = (\Delta \lambda^{(1)})^{2} \left[ \left\{ \Delta \overline{\overline{q}} \right\}^{T} \left\{ \Delta \overline{\overline{q}} \right\} + \beta^{2} \left( \left( \left\{ P \right\}_{0}^{n} \right)^{(1)} \right)^{T} \left( \left\{ P \right\}_{0}^{n} \right)^{(1)} \right], \tag{II6.191}$$

причем величина

$$\Delta \lambda^{(1)} = 1/m, \qquad (\Pi 6.192)$$

где *т* – количество шагов, которое может изменять (задавать) пользователь.

На дальнейших этапах нагружения величина  $\delta L$  подбирается: уменьшается при большой нелинейности (при значительном количестве итераций на этапах), и наоборот. Еще учитывается изменение жесткости тела. Предыдущее (старое) значение  $\delta L_{old}$  масштабируется:

$$\delta L_{new} = \mu \, \delta L_{old} \,. \tag{\Pi6.193}$$

Например, коэффициент влияния количества итераций рекомендуется определять по формуле

$$\mu_I = \sqrt{I_d / I_r} , \qquad (\Pi 6.194)$$

где  $I_d$  – желательное количество итераций для сходимости;  $I_r$  – реальное (на предыдущем этапе нагружения); а коэффициент влияния изменения жесткости тела – по формуле

$$\mu_{K} = \frac{K_{old}}{K_{new}} = \left| \frac{(\{q\}^{n} - \{q\}^{n-1})^{T} (\{R\}_{0}^{n-1} - \{R\}_{0}^{n-2})}{(\{q\}^{n-1} - \{q\}^{n-2})^{T} (\{R\}_{0}^{n} - \{R\}_{0}^{n-1})} \right|.$$
(II6.195-a)

Эту формулу можно переписать в более привлекательном виде:

$$\mu_{K} = \left| \frac{\Delta \lambda^{n-1} / \delta L^{n-1}}{\Delta \lambda^{n} / \delta L^{n}} \right| = \left| \frac{\Delta \lambda^{n-1} \delta L^{n}}{\Delta \lambda^{n} \delta L^{n-1}} \right|. \tag{\Pi6.195-6}$$

Если  $\mu_I$  и  $\mu_K$  одновременно превышают единицу, то из двух этих значений выбирается минимальное, т.е.  $\mu = \min{\{\mu_I, \mu_K\}}$ ; и, наоборот, при значениях, меньших единицы, выбирается максимальное, т.е.  $\mu = \max{\{\mu_I, \mu_K\}}$ . Если эти условия не выполняются, то принимается  $\mu = 1$ . Кроме того, масштабный коэффициент нужно ограничивать некоторым диапазоном, например,  $\mu \in [0.25, 4]$ , а также следить, чтобы  $\lambda^{(k)} \le 1$ . Если в расчетах получили  $\lambda^{(k)} > 1$ , то необходимо отказаться от процедуры ограничения нагрузки или уменьшить  $\delta L$ . Если итерационный процесс не сходится, то необходимо значительно уменьшить  $\delta L$ , например, в два или четыре раза. Все это реализовано в NX Nastran 7.1 (и более ранних версиях Nastran).

# П6.7 Заключительные замечания

В завершении раздела отметим следующее:

• в NX Nastran алгоритмы (Пб.147) носят название алгоритмами континуальной механики возрастающей *TL*- и *UL*-формулировки (Continuum Mechanics Incremental Total and Updated Lagrangian Formulations);

• основной публикацией, на которую ссылается "Help" по этому вопросу, является книга [69];

• обозначения в этом разделе иногда значительно отличаются от обозначений, примененных в "**Help**" NX Nastran и в книге [69]. Причиной этого являются старания автора упростить обозначения, а также сохранить одинаковую систему обозначений для всех Приложений, в которых излагается теоретические основы.