

предполагается, что список аргументов для объемной и поверхностной плотностей потенциальной энергии известен и определяется как совокупность списков аргументов для моделей среды без дефектов и списков аргументов для свободных моделей поврежденностей. Так, например, для связной модели кавитации (свободная модель сформулирована в разд. 4.9.) можно записать следующий функционал Лагранжа:

$$\begin{aligned} \delta L = & \delta A + \delta \int_V [\mu \gamma_y \gamma_y + \\ & + \frac{1}{2} (\frac{2\mu}{3} + \lambda) \theta^2 + 2C_3^{\equiv} \theta \tilde{\theta} + \frac{1}{2} C_2^{\equiv} \tilde{\theta} \tilde{\theta} + \\ & + \chi \omega_i \omega_i + D \omega_i R_i + C_3^{\equiv} \omega_i \tilde{\theta}_i + \\ & + DR_i \omega_i + \frac{1}{2} CR_i R_i + C_4^{\equiv} R_i \tilde{\theta}_i + \\ & + C_3^{\equiv} \tilde{\theta}_i \omega_i + C_4^{\equiv} R_i \tilde{\theta}_i + \frac{1}{2} C_1^{\equiv} \tilde{\theta}_i \tilde{\theta}_i] dV + \\ & + \delta \int_S [\frac{1}{2} AR_i R_i n_i n_i + A_i^{\equiv} R_i n_i \tilde{\theta}_i + \\ & + \frac{1}{2} A^{\equiv} \tilde{\theta} \tilde{\theta} + BR_i R_i (\delta_{ij} - n_i n_j)] dF \end{aligned}$$

Записанный функционал дает полную формулировку связанной задачи, включая систему определяющих уравнений, разрешающую систему уравнений и систему естественных граничных условий. Отметим, что в данном случае система разрешающих уравнений состоит из четырех уравнений второго порядка относительно R_i и θ , а полная и корректная математическая формулировка содержит еще четыре пары естественных граничных условий. Связанность задачи проявляется как в разрешающих уравнениях, так и в граничных условиях.

ГЛАВА 5. МЕТОД ОРТОГОНАЛЬНЫХ КИНЕМАТИЧЕСКИХ СОСТОЯНИЙ

В главе излагается метод представления общего решения в форме разложения по системе заданных кинематических состояний. Предлагается общий метод ортогонализации кинематических состояний и некоторые следствия использования подобных разложений. Развиваемый метод представления решений и все связанные с ним построения, как правило, справедливы и для трехмерной среды и для четырехмерной среды Минковского. Поэтому все формулировки и выводы будут приводиться, как правило, для трехмерной среды в предположении их естественного обобщения на четырехмерный случай.

5.1. Определение кинематических состояний. Определение скалярного произведения

Рассмотрим анизотропное упругое тело, свойства которого описываются тензором упругих жесткостей $C_{\alpha\beta\gamma}$. Уравнение равновесия в перемещениях имеет вид:

$$C_{\alpha\beta\gamma} \frac{\partial^2 R_\alpha}{\partial x_\beta \partial x_\gamma} + X_i = 0 \quad (5.1)$$

Решение этого уравнения, удовлетворяющее заданным граничным условиям на поверхности, ограничивающей упругую область:

$$C_{\alpha\beta\gamma} \frac{\partial R_\alpha}{\partial x_\beta} n_\gamma - Y_i = 0 \quad (5.2)$$

ищется в классе кинематических состояний R^n из пространства, определяемого экстремальными соответствующего лагранжиана [1], [2], [3]. В качестве нормы $[R, R] = 2U$ выбирается потенциальная энергия деформации:

$$2U = \int_V C_{\alpha\beta\gamma} \frac{\partial R_\alpha}{\partial x_\beta} \frac{\partial R_\gamma}{\partial x_\gamma} dV$$

где R_i — компоненты вектора перемещений R . Для двух любых элементов из пространства кинематических состояний R^m и R^n соответствующим образом определяется и скалярное произведение:

$$[R^a, R^m] = 2U^{mn} = \int C_{\alpha\beta j} \frac{\partial R_\alpha^n}{\partial x_\beta} \frac{\partial R_j^m}{\partial x_j} dV \quad (5.3)$$

5.2. Техника построения ортогональных разложений

Будем, сначала, представлять искомое решение R_i в виде:

$$R_i = r_i + a^k R_i^k \quad (5.4)$$

где R_i^k - априори известная система кинематических состояний, a^k - искомые коэффициенты разложений, r_i - вектор-функция, являющаяся разностью между истинным решением и разложением решения в ряд по конечной системе известных вектор-функций R_i^k , т.е. ошибка при приближенном представлении решения.

Подставляя перемещения (5.4) в выражение для Лагранжиана, и вычисляя первую вариацию, получим

$$\delta L(R, R) = \delta L(r, r) + [A^k - \int C_{\alpha\beta j} \frac{\partial R_\alpha^m}{\partial x_\beta} \frac{\partial R_j^m}{\partial x_j} dV - 2U^{km} a^m] \delta a^k, \quad (5.5)$$

$$\text{где: } A^k = \iiint X_i R_i^k dV + \iint Y_i R_i^k dF$$

Обратим внимание на выражения, стоящие в квадратных скобках в (5.5). Если эти выражения приравнять нулю, то получим:

$$\delta L(R, R) = \delta L(r, r)$$

Следовательно

$$[A^k - \int C_{\alpha\beta j} \frac{\partial R_\alpha^m}{\partial x_\beta} \frac{\partial R_j^m}{\partial x_j} dV - 2U^{km} a^m] \delta a^k,$$

содержащие вариацию δa^k следует понимать как изопериметрические условия, выполнение которых является необходимым условием инвариантности вариации Лагранжиана относительно преобразования (5.4). На этой основе предлагается новая процедура определения коэффициентов в искомых разложениях, в соответствии с которой в выражении для первой вариации Лагранжиана должны быть равными нулю множители при δa^k . При этом вариационные формулировки

идея в терминах R и r полностью совпадают, имеет место инвариантность в указанном смысле.

Определим тензор обобщенных податливостей \bar{U}^{nk} через тензор обобщенных жесткостей, каковыми можно считать величины U^{km} :

$$\bar{U}^{nk} U^{km} = \delta^{nm} \quad (5.6)$$

Тогда приравнявая нулю множители при δa^k , можем получить:

$$a^n = \frac{\bar{U}^{nk}}{2} [A^k - \int C_{\alpha\beta j} \frac{\partial R_\alpha^k}{\partial x_\beta} \frac{\partial R_j^k}{\partial x_j} dV] \quad (5.7)$$

Подставляя найденные с помощью (5.7) коэффициенты a^k в выражение для перемещений (5.4), запишем:

$$R_i = [r_i - R_i^n \frac{\bar{U}^{nm}}{2} \int C_{\alpha\beta j} \frac{\partial R_\alpha^m}{\partial x_\beta} \frac{\partial R_j^m}{\partial x_j} dV] + R_i^n \frac{\bar{U}^{nm}}{2} A^m \quad (5.8)$$

Соотношение (5.8) весьма примечательно. Действительно, оно дает разложение в виде прямой суммы двух функциональных подпространств. Одно из них определено совокупностью заданных кинематических состояний R^n (в общем случае не ортогональных и не нормированных). Второе подпространство является замыканием первого. Существенно, что скалярное произведение, определенное ранее для любых функций из этих подпространств равно нулю. Таким образом, все элементы из указанных подпространств ортогональны в указанном смысле в энергетической норме (5.3).

Как следствие, из (5.8) следует равенство:

$$\int C_{\alpha\beta j} \frac{\partial R_\alpha^k}{\partial x_\beta} \frac{\partial R_j^k}{\partial x_j} dV = A^k \quad (5.9)$$

Для того, чтобы его доказать, достаточно найти из (5.8) градиент вектора R , составить скалярное произведение $[R, R^k]$ и воспользоваться соотношением (5.6), учтя определение обобщенной податливости. Исключим теперь из равенства (5.8) величину A^k с помощью соотношения (5.9). В результате получим следующее важное выражение:

$$\begin{aligned} \bar{R}_i &= R_i - R_i^n \frac{\bar{U}^{nm}}{2} \int C_{\alpha\beta\gamma\delta} \frac{\partial R_\alpha}{\partial x_\beta} \frac{\partial R_\gamma^m}{\partial x_\delta} dV = \\ &= r_i - R_i^n \frac{\bar{U}^{nm}}{2} \int C_{\alpha\beta\gamma\delta} \frac{\partial r_\alpha}{\partial x_\beta} \frac{\partial R_\gamma^m}{\partial x_\delta} dV \end{aligned} \quad (5.10)$$

Используя (5.10) перепишем соотношение (5.8) окончательно в следующем виде:

$$R_i = \bar{R}_i + a^n R_i^n \quad (5.11)$$

Здесь, очевидно,

$$\begin{aligned} a^n &= A^n \frac{\bar{U}^{nm}}{2} \\ \bar{R}_i &= R_i - R_i^n \frac{\bar{U}^{nm}}{2} \int C_{\alpha\beta\gamma\delta} \frac{\partial R_\alpha}{\partial x_\beta} \frac{\partial R_\gamma^m}{\partial x_\delta} dV. \end{aligned} \quad (5.12)$$

Формула (5.11) определяет искомое разложение решения и является одним из основных результатов данного раздела. Важно отметить, что коэффициенты разложения a^n в (5.11) находятся явным образом только по известным кинематическим состояниям, с помощью интегрирования по объему и поверхности. Величина \bar{R}_i является новым определением вектора погрешности искомого решения, который по построению всегда ортогонален пространству заданных кинематических состояний R^n . Таким образом, пространство решений представимо в виде прямой суммы кинематических состояний, принадлежащих пространству R^k и ортогональному пространству \bar{R} . Полученный здесь результат может быть сформулирован в виде следующей Теоремы:

Теорема 1. Все кинематические состояния, принадлежащие пространству \bar{R} , определяющие компоненты вектора погрешности, в энергетической норме ортогональны любому элементу, принадлежащему пространству R^k :

$$[\bar{R}_\alpha, R_i^k] = \int C_{\alpha\beta\gamma\delta} \frac{\partial R_\alpha}{\partial x_\beta} \frac{\partial R_i^k}{\partial x_\gamma} dV = 0 \quad (5.13)$$

Доказательство теоремы непосредственно следует из определения \bar{R} , достаточно провести очевидные вычисления.

Можно предложить следующую трактовку теоремы. Вектор-функция погрешности \bar{R} ортогональна вектору (приближенному решению), построенному как линейная комбинация вектор-функций заданных кинематических состояний R^k . Если разложение искомого решения с коэффициентами a^n считать приближенным решением, а величину R_i в (5.11) - погрешностью этого решения, то предложенный алгоритм обеспечивает наилучшую аппроксимацию, т.к. вектор-функция ошибки всегда находится в ортогональном подпространстве к приближенному решению.

5.3. Некоторые следствия

Следующее следствие относительно заданной системы функций R_i^k и системы функций \bar{R}_i из ортогонального подпространства, определяемой равенствами (5.12), непосредственно вытекает из свойства ортогональности (5.13).

Теорема 2. Вариации Лагранжиана инвариантны относительно преобразования (5.11):

$$\delta L(R, R) = \delta L(\bar{R}, \bar{R}) \quad (5.14)$$

Доказательство следует из выражения для функционала Лагранжа, записанного с помощью соотношения (5.11):

$$\begin{aligned} L(R, R) &= \\ &= L(\bar{R}, \bar{R}) - a^k \iiint C_{\alpha\beta\gamma\delta} \frac{\partial \bar{R}_\alpha}{\partial x_\beta} \frac{\partial R_i^k}{\partial x_\gamma} dV + [A^k a^k - U^{nm} a^n a^m] = \\ &= L(\bar{R}, \bar{R}) - 0 + [A^k a^k - U^{nm} a^n \frac{\bar{U}^{mk}}{2} A^k] = L(\bar{R}, \bar{R}) + \frac{1}{2} A^k a^k \end{aligned}$$

Таким образом:

$$L(R, R) = L(\bar{R}, \bar{R}) + \frac{1}{2} A^k a^k = L(\bar{R}, \bar{R}) + \frac{1}{4} A^n A^m U^{nm} \quad (5.15)$$

Из равенства (5.15) следует, что лагранжианы каждой из двух указанных систем функций отличаются на постоянную заданную

величину (т.к. система функций R_i^k является априори заданной), а это и означает инвариантность, т.к. вариация заданной величины по определению равна нулю.

Следствие. Если для некоторой системы кинематических состояний R_i^k ошибка \bar{R}_i равна нулю, то соответствующее разложение по заданной системе кинематических состояний дает точное решение проблемы теории упругости.

Докажем далее ряд теорем, касающихся разложений по заданной системе функций R_i^k всех величин, определяющих формальное описание сред на базе вариационного принципа Лагранжа. Предварительно введем следующие определения

Определение 1. X_i^k - объемная сила, возбуждающая кинематическое состояние R_i^k , вычисляется по следующей формуле:

$$X_i^k = -C_{\alpha\beta\gamma} \frac{\partial^2 R_\alpha^k}{\partial x_\beta \partial x_\gamma}$$

Определение 2. \bar{X}_i - объемная сила, возбуждающая кинематическое состояние \bar{R}_i , вычисляется по следующей формуле:

$$\bar{X}_i = -C_{\alpha\beta\gamma} \frac{\partial^2 \bar{R}_\alpha}{\partial x_\beta \partial x_\gamma}$$

Определение 3. Y_i^k - поверхностная сила, возбуждающая кинематическое состояние R_i^k , вычисляется по следующей формуле:

$$Y_i^k = C_{\alpha\beta\gamma} n_j \frac{\partial R_\alpha^k}{\partial x_\beta}$$

Определение 4. \bar{Y}_i - поверхностная сила, возбуждающая кинематическое состояние \bar{R}_i , вычисляемая по следующей формуле:

$$\bar{Y}_i = C_{\alpha\beta\gamma} n_j \frac{\partial \bar{R}_\alpha}{\partial x_\beta}$$

Нулем также говорить, что кинематическими состояниями R_i^k и \bar{R}_i задаются соответственно нагрузки X_i^k , Y_i^k и \bar{X}_i , \bar{Y}_i .

Имеют место следующие утверждения.

Теорема 3. Объемные X_i и поверхностные Y_i силы представляются в виде разложений по системе заданных по R_i^k сил X_i^k и Y_i^k и дополнений к ним - заданных по \bar{R}_i сил \bar{X}_i и \bar{Y}_i .

Для доказательства рассмотрим уравнение равновесия

$$C_{\alpha\beta\gamma} \frac{\partial^2 R_\alpha}{\partial x_\beta \partial x_\gamma} + X_i = 0$$

преобразуем его, воспользовавшись разложением (5.11). В результате уравнения равновесия преобразуются к виду:

$$C_{\alpha\beta\gamma} \frac{\partial^2 \bar{R}_\alpha}{\partial x_\beta \partial x_\gamma} + a^k C_{\alpha\beta\gamma} \frac{\partial^2 R_\alpha^k}{\partial x_\beta \partial x_\gamma} + X_i = 0$$

Последнее уравнение с учетом *Определения 1* и *Определения 2* дает разложение объемной нагрузки:

$$X_i = \bar{X}_i + a^k X_i^k \quad (5.16)$$

Совершенно аналогичным путем, рассматривая статические граничные условия, получим:

$$Y_i = \bar{Y}_i + a^k Y_i^k \quad (5.17)$$

Теорема 4. Для заданных системой кинематических состояний \bar{R}_i нагрузок \bar{X}_i и \bar{Y}_i , работа на любом кинематическом состоянии, принадлежащем подпространству R_i^k , равна нулю.

Доказательство следует из *Теоремы 1* и следующих равенств

$$\begin{aligned} & \int \bar{X}_i R_i^k dV + \int \bar{Y}_i R_i^k dF = \\ & = - \int C_{\alpha\beta\gamma} \frac{\partial^2 \bar{R}_\alpha}{\partial x_\beta \partial x_\gamma} R_i^k dV + \int C_{\alpha\beta\gamma} n_j \frac{\partial \bar{R}_\alpha}{\partial x_\beta} R_i^k dF = \\ & = - \int C_{\alpha\beta\gamma} \frac{\partial \bar{R}_\alpha}{\partial x_\beta} \frac{\partial R_i^k}{\partial x_\gamma} dV = 0 \end{aligned} \quad (5.18)$$

Теорема доказана.

Теорема 5. Для заданных системой кинематических состояний R_i^k нагрузок X_i^k и Y_i^k , работа на любом кинематическом состоянии, принадлежащем подпространству \bar{R}_i , равна нулю.

Доказательство следует из Теоремы 1 и следующих равенств

$$\begin{aligned} & \int X_i^n R_i dV + \int Y_i^n R_i dF = \\ & = - \int C_{\alpha\beta\gamma} \frac{\partial^2 R_\alpha^n}{\partial x_\beta \partial x_\gamma} \bar{R}_i dV + \int C_{\alpha\beta\gamma} n_j \frac{\partial R_\alpha^n}{\partial x_\beta} \bar{R}_i dF = (5.19) \\ & = - \int C_{\alpha\beta\gamma} \frac{\partial R_\alpha^n}{\partial x_\beta} \frac{\partial \bar{R}_i}{\partial x_\gamma} dV = 0 \end{aligned}$$

Теорема 6. Для любых двух элементов подпространства R_i^k соответствующих им нагрузок справедлив аналог теоремы Бетти, т.е.

$$\begin{aligned} & \iiint X_i^n R_i^m dV + \iint Y_i^n R_i^m dF = \\ & = \iiint X_i^m R_i^n dV + \iint Y_i^m R_i^n dF \end{aligned} \quad (5.20)$$

Для доказательства достаточно воспользоваться определением входящих сюда величин. В результате найдем:

$$\begin{aligned} & \int X_i^n R_i^m dV + \int Y_i^n R_i^m dF = \\ & = - \int C_{\alpha\beta\gamma} \frac{\partial^2 R_\alpha^n}{\partial x_\beta \partial x_\gamma} R_i^m dV + \int C_{\alpha\beta\gamma} n_j \frac{\partial R_\alpha^n}{\partial x_\beta} R_i^m dF = \\ & = \int C_{\alpha\beta\gamma} \frac{\partial R_\alpha^n}{\partial x_\beta} \frac{\partial R_i^m}{\partial x_\gamma} dV = 2U^{nm} \end{aligned}$$

Теорема доказана.

Заметим здесь, что последняя теорема имеет место, если форма определяющая U^{nm} является симметричной по паре индексов $\alpha\beta$ и ij , т.е. если тензор $C_{\alpha\beta\gamma}$ симметричен по соответствующей паре индексов. В теории упругости это всегда имеет место.

Теоремы, доказанные выше, позволяют сформулировать более общее утверждение относительно предлагаемого алгоритма

представления решения исходной задачи теории упругости в форме разложения по кинематическим состояниям R_i^k и свойств этих разложений.

Теорема 7. Для задач теории упругости при статических граничных условиях и при смешанных граничных условиях, но однородных на той части поверхности, где заданы перемещения, представление искомого решения в форме разложения по системе заданных кинематических состояний, а также соответствующие разложения для внешних объемных и поверхностных усилий и разложения для работы этих усилий на искомым перемещениях являются одночленными, а именно: осуществляются с одними и теми же коэффициентами разложения a^k .

$$\begin{aligned} R_i &= \bar{R}_i + a^n R_i^n \\ X_j &= \bar{X}_j + a^k X_j^k \\ Y_i &= \bar{Y}_i + a^k Y_i^k \\ A &= \bar{A} + a^n A^n \end{aligned}$$

Первое равенство доказано при выводе формулы (5.11). Второе и третье равенства доказаны при выводе Теоремы 3. Четвертое равенство доказывается, если в определение работы подставить $R_i = \bar{R}_i + a^n R_i^n$ и учесть Теоремы 3, 4 и 5. В результате получим

$$\begin{aligned} A &= \left[\int Y_i \bar{R}_i dF + \int X_i \bar{R}_i dV \right] + a^n \left[\int Y_i R_i^n dF + \int X_i R_i^n dV \right] + \\ &+ a^k \left[\int Y_i^k \bar{R}_i dF + \int X_i^k \bar{R}_i dV \right] + a^n a^m \left[\int Y_i^n R_i^m dF + \int X_i^n R_i^m dV \right] = \\ &= A + a^n 0 + a^k 0 + a^n a^m 2U^{nm} = \\ &= A + a^n \frac{\bar{U}^{mk} A^k}{2} 2U^{nm} = \bar{A} + a^n \delta^{nk} A^k = \bar{A} + a^n A^n \end{aligned}$$

Что и требовалось доказать.

Приведенный выше алгоритм построения разложения искомого решения по заданной системе кинематических состояний обеспечивает: во-первых, ортогональность вектор-функции погрешности к подпространству, определенному заданной базисной системой кинематических состояний, а во-вторых, дает зависимости для

приближенного решения сводится к прямому вычислению интегралов по объему, занимаемому упругим телом и по поверхности, ограничивающей этот объем. Все это делает изложенные выше результаты, привлекательными для построения приближенных решений прикладных задач теории упругости. При этом форма области и характер анизотропии свойств среды может быть произвольным, а алгоритм построения приближенного решения, основанный на использовании энергетической нормы, дает большие возможности для обобщения предлагаемого подхода, ибо достаточно лишь сформулировать лагранжиан и воспользоваться для нахождения коэффициентов теми же формулами (5.3), (5.6) и (5.12). Здесь, в дополнение к изложенному требуется определить величину погрешности приближенного решения, которая бы позволяла оценить степень близости приближенного решения к точному и допускала бы достаточно простое вычисление. В качестве такой величины введем следующее выражение:

$$\Delta = \frac{A_{ij} \int \bar{X}_i \bar{X}_j dV + B_{ij} \int \bar{Y}_i \bar{Y}_j dF}{A_{ij} \int X_i X_j dV + B_{ij} \int Y_i Y_j dF}$$

Из соображений размерности коэффициенты можно ввести в следующем виде:

$$A_{ij} = V \delta_{ij} \quad \text{и} \quad B_{ij} = F \delta_{ij}$$

Тогда

$$\Delta = \frac{V \int \bar{X}_i \bar{X}_i dV + F \int \bar{Y}_i \bar{Y}_i dF}{V \int X_i X_i dV + F \int Y_i Y_i dF} \quad (5.21)$$

Нетрудно видеть, что если разложение искомых перемещений по заданной системе кинематических состояний R_i^k удовлетворяет системе уравнений равновесия и граничным условиям на поверхности, то $\Delta = 0$. Если для разложения перемещений не выполняется точно граничное условие, то интеграл по поверхности в равенстве (5.21) будет не равен нулю, определяя погрешность выполнения граничных условий. Такая ситуация возникает, когда в качестве заданных кинематических состояний принимается поле перемещений, построенное с привлечением однородных решений, удовлетворяющих уравнению внутри области и части граничных условий [25], [26], [27]. Для таких

приложениях удобно также, чтобы выбранные в качестве координатных функций кинематические состояния образовывали ортогональное семейство функций. Легко видеть, что любая заданная система кинематических состояний может быть преобразована в ортогональную систему в рассматриваемом энергетическом пространстве путем последовательного применения представления (5.8).

5.4. Ортогонализация кинематических состояний в модели когезионного поля

Рассмотрим модель когезионного поля (Гл. 4). Исследуем инвариантность вариации лагранжиана когезионного поля относительно преобразования (5.4). Запишем Лагранжиан когезионного поля:

$$L(R, R) = A - \frac{1}{2} \iiint \{ C_{nmj} \frac{\partial R_n}{\partial x_m} \frac{\partial R_j}{\partial x_i} + CR_i R_i \} dV \quad (5.22)$$

Преобразуем (5.22). Используя разложение (5.4), получим:

$$\begin{aligned} L(R, R) &= L(r, r) + \\ &+ A^k a^k - \frac{2a^k}{2} \iiint \{ C_{nmj} \frac{\partial R_i^k}{\partial x_j} \frac{\partial r_n}{\partial x_m} + CR_i^k r_i \} dV - \\ &- \frac{a^k a^l}{2} \iiint \{ C_{nmj} \frac{\partial R_i^k}{\partial x_j} \frac{\partial R_n^l}{\partial x_m} + CR_i^k R_n^l \} dV \end{aligned}$$

Чтобы вариация лагранжиана не зависела от δa^k , следует принять:

$$\begin{aligned} \frac{dL}{da^k} &= A^k - \iiint \{ C_{nmj} \frac{\partial R_i^k}{\partial x_j} \frac{\partial r_n}{\partial x_m} + CR_i^k r_i \} dV - \\ &- a^l \iiint \{ C_{nmj} \frac{\partial R_i^k}{\partial x_j} \frac{\partial R_n^l}{\partial x_m} + CR_i^k R_n^l \} dV = 0 \end{aligned}$$

Отсюда найдем:

$$a^l 2U^{kl} = A^k - \iiint \{ C_{nmj} \frac{\partial R_i^k}{\partial x_j} \frac{\partial r_n}{\partial x_m} + CR_i^k r_i \} dV \quad (5.23)$$

Здесь, как и в разд. 5.1 вводится энергетическая норма:

$$U^{kl} = \frac{1}{2} \iiint (C_{nmij} \frac{\partial R_i^k}{\partial x_j} \frac{\partial R_n^l}{\partial x_m} + CR_i^k R_l^i) dV \quad (5.24)$$

Формулой (5.24) определяется потенциальная энергия взаимного возмущения кинематических состояний R_i^k и R_n^l модели когезионного поля. По аналогии с (5.6) введем тензор податливостей \bar{U}^{nk} , как решение системы линейных уравнений:

$$\bar{U}^{nk} U^{km} = \delta^{nm} \quad (5.25)$$

при заданных U^{km} .

Необходимые условия инвариантности (5.23) можно записать в виде, разрешенном относительно коэффициентов разложения a^k :

$$a^p = \frac{\bar{U}^{kp}}{2} [A^k - \iiint (C_{nmij} \frac{\partial R_i^k}{\partial x_j} \frac{\partial r_n}{\partial x_m} + CR_i^k r_i) dV]$$

и записать преобразование (5.4) в следующем виде:

$$\begin{aligned} R_i &= \\ &= [r_i - R_i^p \frac{\bar{U}^{kp}}{2} \iiint (C_{nma\beta} \frac{\partial R_\alpha^k}{\partial x_\beta} \frac{\partial r_n}{\partial x_m} + CR_\alpha^k r_\alpha) dV] + \\ &+ R_i^p \frac{\bar{U}^{kp}}{2} A^k \end{aligned} \quad (5.26)$$

Отсюда следует формула, аналогичная (5.9):

$$\iiint (C_{nma\beta} \frac{\partial R_\alpha^k}{\partial x_\beta} \frac{\partial R_n}{\partial x_m} + CR_\alpha^k R_\alpha) dV = A^k$$

Исключая из (5.26) A^k , получим определение элемента подпространства экстремалей \bar{R} , инвариантное относительно преобразования (5.4):

$$\begin{aligned} R_i - R_i^p \frac{\bar{U}^{qp}}{2} \iiint (C_{nma\beta} \frac{\partial R_\alpha^q}{\partial x_\beta} \frac{\partial R_n}{\partial x_m} + CR_\alpha^q R_\alpha) dV = \\ = r_i - R_i^p \frac{\bar{U}^{kp}}{2} \iiint (C_{nma\beta} \frac{\partial R_\alpha^k}{\partial x_\beta} \frac{\partial r_n}{\partial x_m} + CR_\alpha^k r_\alpha) dV = \bar{R}_i \end{aligned} \quad (5.27)$$

Отсюда получим конкретное представление разложения (5.4) в виде прямой суммы элементов ортогональных подпространств \bar{R}^k и \bar{R} :

$$R_i = \bar{R}_i + R_i^p \frac{\bar{U}^{qp}}{2} A^q \quad (5.28)$$

$$\iiint (C_{nma\beta} \frac{\partial R_\alpha^k}{\partial x_\beta} \frac{\partial \bar{R}_n}{\partial x_m} + CR_\alpha^k \bar{R}_\alpha) dV = 0 \quad (5.29)$$

Используя (5.28), (5.29), можно записать следующую цепочку равенств:

$$\begin{aligned} L(R, R) &= A - \frac{1}{2} \iiint \{C_{nmij} \frac{\partial R_n}{\partial x_m} \frac{\partial R_i}{\partial x_j} + CR_i R_i\} dV = \\ &= \bar{A} + A^k a^k - \\ &- \frac{1}{2} \iiint \{C_{nmij} (\frac{\partial \bar{R}_n}{\partial x_m} \frac{\partial \bar{R}_i}{\partial x_j} + 2a^k \frac{\partial R_i^k}{\partial x_j} \frac{\partial \bar{R}_n}{\partial x_m} + a^k a^l \frac{\partial R_i^k}{\partial x_j} \frac{\partial R_l^i}{\partial x_m}) + \\ &+ C(\bar{R}_i \bar{R}_i + 2a^k R_i^k \bar{R}_i + a^k a^l R_i^k R_l^i)\} dV = \\ &= \bar{A} - \frac{1}{2} [\iiint \{C_{nmij} \frac{\partial \bar{R}_n}{\partial x_m} \frac{\partial \bar{R}_i}{\partial x_j} + C\bar{R}_i \bar{R}_i\} dV + \\ &+ A^k a^k - \frac{2a^k}{2} \iiint (C_{nmij} \frac{\partial R_i^k}{\partial x_j} \frac{\partial \bar{R}_n}{\partial x_m} + CR_i^k \bar{R}_i) dV - \\ &- \frac{a^k a^l}{2} \iiint (C_{nmij} \frac{\partial R_i^k}{\partial x_j} \frac{\partial R_l^i}{\partial x_m} + CR_i^k R_l^i) dV = \\ &= L(\bar{R}, \bar{R}) + A^k a^k - a^k a^l U^{kl} = \\ &= L(\bar{R}, \bar{R}) + A^k a^k - a^k \frac{\bar{U}^{lp} U^{lk}}{2} A^p = \\ &= L(\bar{R}, \bar{R}) + A^k a^k - a^k \frac{1}{2} A^k = \\ &= L(\bar{R}, \bar{R}) + \frac{1}{2} A^k a^k = L(\bar{R}, \bar{R}) + \frac{1}{4} A^n A^m \bar{U}^{nm} \end{aligned}$$

Следовательно, необходимые и достаточные условия инвариантности лагранжиана модели когезионного поля можно сформулировать в форме равенства:

$$A^k = 0 \quad (5.30)$$

Следствие 1. При $R_i^k = R_i^0$ из (5.30) получим необходимые и достаточные условия инвариантности лагранжиана модели когезионного поля относительно трансляций тела как жесткого целого:

$$A^0 = [\iiint X_i dV + \iint Y_i dF] R_i^0 = 0, \text{ отсюда}$$

$$P_i = \iiint X_i dV + \iint Y_i dF = 0$$

Следствие 2. При $R_i^k = \omega_n^0 (x_m - \frac{S_m}{V}) \mathcal{E}_{nm}$ уравнение (5.30)

дает необходимые и достаточные условия инвариантности лагранжиана модели когезионного поля относительно вращений тела как жесткого целого.

$$A^1 = [\iiint X_i (x_j - \frac{S_j}{V}) \mathcal{E}_{ijk} dV + \iint Y_i (x_j - \frac{S_j}{V}) \mathcal{E}_{ijk} dF] (-\omega_k^0) = 0$$

следовательно:

$$M_k = \iiint X_i (x_j - \frac{S_j}{V}) \mathcal{E}_{ijk} dV + \iint Y_i (x_j - \frac{S_j}{V}) \mathcal{E}_{ijk} dF = 0$$

Следствие 3. Пусть теперь R_i^k являются решениями статически однородной краевой задачи классической теории упругости:

$$C_{n\alpha\beta} \frac{\partial^2 R_\alpha^k}{\partial x_m \partial x_\beta} = 0, \quad \iint C_{n\alpha\beta} n_m \frac{\partial R_\alpha^k}{\partial x_\beta} \bar{R}_n dF = 0$$

Тогда соотношения (5.30) позволяют получить важный для построения модели когезионного поля, фундаментальный результат. Имеем:

$$\begin{aligned} A^k &= \iiint X_i R_i^k dV + \iint Y_i R_i^k dF = \\ &= \iiint (-C_{n\alpha\beta} \frac{\partial^2 \bar{R}_\alpha}{\partial x_m \partial x_\beta} + C \bar{R}_\alpha) R_\alpha^k dV + \iint C_{n\alpha\beta} n_m \frac{\partial \bar{R}_\alpha}{\partial x_\beta} R_n^k dF = \\ &= \iiint (C_{n\alpha\beta} \frac{\partial \bar{R}_\alpha}{\partial x_\beta} \frac{\partial R_n^k}{\partial x_m} + C \bar{R}_\alpha R_\alpha^k) dV = C \iiint R_\alpha^k \bar{R}_\alpha dV = 0 \end{aligned}$$

Следовательно, условие ортогональности кинематических состояний классической теории упругости и модели когезионного поля

$$C \iiint R_\alpha^k \bar{R}_\alpha dV = 0$$

является необходимым и достаточным условием инвариантности лагранжиана модели когезионного поля относительно статически однородных кинематических состояний классического упругого тела.

5.5 Ортогонализация кинематических состояний в базовой модели механики сплошной среды

Рассмотрим базовую модель механики сплошной среды (Гл.2). Исследуем инвариантность лагранжиана базовой модели механики сплошной среды. В качестве нормы аналогично норме (5.3), введенной для классической теории упругости, введем для двух любых элементов из пространства кинематических состояний R^m и R^n соответствующим образом определенное скалярное произведение:

$$\begin{aligned} [R^n, R^m] &= 2U^{mn} = \\ &= \iiint [2\mu \gamma_y^n \gamma_y^m + (\frac{2\mu}{3} + \lambda) \theta^n \theta^m + \\ &+ 4\chi \omega_i^n \omega_i^m + D(R_i^n \omega_i^m + \omega_i^n R_i^m) + C R_i^n R_i^m] dV + \\ &+ \iint A_y R_i^n R_i^m dF \end{aligned}$$

Здесь так же можно считать U^{mn} потенциальной энергией взаимного возмущения кинематических состояний R^m и R^n .

Аналогично (5.6), определим тензор обобщенных податливостей \bar{U}^{nk} через тензор U^{km} .

$$\bar{U}^{jk} U^{lm} = \delta^{jlm}$$

Тогда метод ортогональных кинематических состояний даст как и в (5.11), искомое решение \bar{R}_i в виде:

$$R_i = \bar{R}_i + a^k R_i^k,$$

где в отличие от (5.12):

$$a^n = A^m \frac{\bar{U}^{nm}}{2}$$

$$\begin{aligned} \bar{R}_i = R_i - R_i^n \frac{\bar{U}^{nm}}{2} \{ \iiint [2\mu\gamma_{ij}\gamma_{ij}^m + (\frac{2\mu}{3} + \lambda)\theta\theta^m + \\ + 4\chi\omega_i\omega_i^m + D(R_i\omega_i^m + \omega_i R_i^m) + CR_i R_i^m] dV + \\ + \iint A_{ij} R_i R_j^m dF \} \end{aligned}$$

Наконец, основная формула метода ортогональных кинематических состояний будет иметь вид, аналогичный (5.13):

$$[\bar{R}_i, R_i^k] = 0$$

$$\begin{aligned} \iiint [2\mu\bar{\gamma}_{ij}\gamma_{ij}^m + (\frac{2\mu}{3} + \lambda)\bar{\theta}\theta^m + \\ + 4\chi\bar{\omega}_i\omega_i^m + D(\bar{R}_i\omega_i^m + \bar{\omega}_i R_i^m) + C\bar{R}_i R_i^m] dV + \\ + \iint A_{ij} \bar{R}_i R_j^m dF = 0 \end{aligned}$$

ГЛАВА 6 ЗАКОНЫ СОХРАНЕНИЯ

Развиваемые авторами математические модели сред основаны на введении кинематических связей и использовании затем вариационного формализма. Анализ обобщенных формул Чезаро, полученных в гл. I показывает, что вектор перемещений наряду с криволинейным интегралом, зависящим от тензора девиатора деформаций, определяется также внеинтегральным выражением. Это выражение кроме традиционных трансляций и поворотов R_i^0, ω_i^0 , содержит дополнительные составляющие, определяющие в общем случае квадратичный полином с коэффициентами θ^0, θ_i^0 .

В классической теории упругости законы сохранения - интегральные уравнения равновесия для векторов сил и моментов являются условиями инвариантности модели относительно трансляций и поворотов среды как абсолютно твердого тела. В данной главе устанавливается расширенная система условий инвариантности (законов сохранения), относительно параметров $R_i^0, \omega_i^0, \theta^0, \theta_i^0$. Приводятся также некоторые иные, нетрадиционные формы изопериметрических условий.

6.1. Линейные изопериметрические условия

Пусть вариации перемещений соответствуют обобщенной на пространство Минковского формуле Чезаро:

$$\begin{aligned} \delta R_i = \delta R_i^0 + \frac{1}{2} \delta\omega^{\alpha\beta}(x_i - x_i^0) \mathcal{E}_{\alpha\beta i} + \\ + \frac{1}{4} \delta\theta^0(x_i - x_i^0) + \frac{1}{4} \delta\theta_j^0 P_{ij}(x_i^0) + \delta r_i \end{aligned} \quad (6.1)$$

Тогда вариационное уравнение (3.1) примет следующий вид:

$$\begin{aligned} \delta\mathcal{L} = \{ \int [CR_i] dV + \iint [A_{ij} R_j] dF \} \delta R_i^0 + \\ + \{ \int [4\chi\omega_{nm} + CR_i(x_i - x_i^0) \mathcal{E}_{nm i}] dV + \\ + \iint [A_{ij} R_j(x_i - x_i^0) \mathcal{E}_{nm i}] dF \} \frac{1}{2} \delta\omega_{nm}^0 + \end{aligned}$$