

УДК 539.374

Я. А. Каменярж

УСЛОВИЯ НА ПОВЕРХНОСТЯХ РАЗРЫВА В ЖЕСТКОПЛАСТИЧЕСКОМ АНАЛИЗЕ

Устанавливаются соотношения на поверхностях разрыва для жесткопластического анализа неоднородных тел, в частности тел с кусочно-непрерывными свойствами. Они выводятся как необходимые условия равенства статического и кинематического коэффициентов нагрузки. В частном случае однородных тел они совпадают с известными условиями Хилла; тем самым установлена необходимость последних. При выводе соотношений обсуждается связь различных постановок экстремальных задач теории предельной нагрузки. Рассматривается механический смысл полученных соотношений и некоторые их свойства.

1. Постановка задачи. Условия на поверхностях разрыва в жесткопластическом анализе рассматриваются в этой работе с точки зрения теории предельной нагрузки.

Задача теории предельной нагрузки. Пусть тело занимает область Ω и находится под действием массовых сил с плотностью f и поверхностной нагрузки с плотностью q , приложенной на части S_q поверхности тела. Для каждой точки x тела указана совокупность C_x допустимых напряжений. Безопасным называется поле напряжений, являющееся внутренней точкой множества полей допустимых напряжений. Основной вопрос теории предельной нагрузки состоит в выяснении того, можно или нельзя заданную нагрузку $I = (f, q)$ уравновесить безопасным полем напряжений.

Статическая экстремальная задача. Поле σ допустимых напряжений называется статически допустимым для нагрузки mI , $m \geq 0$, $I = (f, q)$, если оно уравновешивает эту нагрузку; число $m_s(\sigma) = m$ в этом случае называется статическим коэффициентом нагрузки I . Точная верхняя грань $\alpha_I = \sup m_s(\sigma)$ называется статическим предельным коэффициентом нагрузки I . Нагрузку mI можно уравновесить безопасным полем напряжений при $0 \leq m < \alpha_I$ и нельзя так уравновесить при $m \geq \alpha_I$ [1]. Таким образом, для ответа на основной вопрос теории предельной нагрузки нужно найти или оценивать величину α_I , которая в связи с приведенным утверждением называется также коэффициентом запаса нагрузки I .

Кинематические экстремальные задачи. Важную роль в нахождении коэффициента запаса нагрузки играют кинематические экстремальные задачи, которые формулируются следующим образом. С множеством допустимых напряжений C_x связывается функция диссипации [2—6] (e — симметричный тензор второго ранга)

$$d(x; e) = d_x(e) = \sup \{ \sigma_* \cdot e : \sigma_* \in C_x \} \quad (1.1)$$

Достаточно регулярному полю скорости u соответствует поле скоростей деформаций $e(u)$ и диссипация

$$\int_{\Omega} d_x(e(u)) dx$$

Поле скорости u называется кинематически допустимым, если оно обращается в нуль на части S_v границы тела, дополняющей поверхность S_q .

Кинематическим коэффициентом $m_k(\mathbf{u})$ нагрузки l для кинематически допустимого поля скорости \mathbf{u} называется отношение соответствующей этому полю диссипации к мощности работы на нем заданной нагрузки l (если эта мощность положительна)

$$m_k(\mathbf{u}) = \int_{\Omega} d_x(\mathbf{e}(\mathbf{u})) dx \left(\int_{\Omega} f\mathbf{u} dx + \int_{S_q} q\mathbf{u} ds \right)^{-1}$$

Аналогичное определение сохраняется, если расширить множество кинематически допустимых полей скорости до некоторого пространства обобщенных функций и соответственно продолжить диссипацию и мощность работы нагрузки на это пространство [4, 7, 8]. Кинематический коэффициент нагрузки для обобщенного поля скорости \mathbf{v} обозначается $M_k(\mathbf{v})$.

Кинематическими предельными коэффициентами называются величины

$$B_l = \inf m_k(\mathbf{u}), \beta_l = \inf M_k(\mathbf{v})$$

где в первой задаче экстремум разыскивается для гладких, а во второй — для обобщенных кинематически допустимых полей скорости.

Утверждение 1 [1, 2, 4]. Всякий статический коэффициент нагрузки l не превосходит всякого ее кинематического коэффициента

$$m_s(\sigma) \leq m_k(\mathbf{u}), m_s(\sigma) \leq M_k(\mathbf{v})$$

Это означает, что для нахождения коэффициента запаса нагрузки α_l достаточно построить поле напряжений σ и поле скорости \mathbf{u} (\mathbf{v}), для которых в предыдущем соотношении достигалось бы равенство. Действительно, тогда по утверждению 1 общее значение статического и кинематического коэффициента равно α_l .

Связь с задачей жесткопластического анализа. Искать такие поля напряжений и скорости можно, опираясь на следующее утверждение.

Утверждение 2 [1, 4]. Поля напряжений σ и скорости $\mathbf{u} \neq 0$ ($\mathbf{v} \neq 0$) — сильное гладкое (соответственно — слабое) решение задачи жесткопластического анализа при нагрузке ml , $m > 0$, тогда и только тогда, когда статический $m_s(\sigma) = m$ и кинематический $m_k(\mathbf{u})$ ($M_k(\mathbf{v})$) коэффициенты нагрузки l совпадают.

Задача жесткопластического анализа (ЗЖА) здесь понимается следующим образом. Рассматривается жестко-идеальнопластическое тело, поверхность текучести которого является границей множества C_x (C_x — выпуклое множество допустимых напряжений, задающее свойства тела в исходной постановке задачи теории предельной нагрузки). Сильным гладким решением ЗЖА при нагрузке l называется статически допустимое для l поле напряжений σ и кинематически допустимое гладкое поле скорости \mathbf{u} , удовлетворяющие ассоциированному закону.

Выполнение ассоциированного с множеством C_x (нормального, градиентального) закона для поля скорости \mathbf{u} и поля напряжений σ означает, что соответствующие \mathbf{u} скорости деформаций \mathbf{e} направлены по «внешней нормали» к множеству C_x

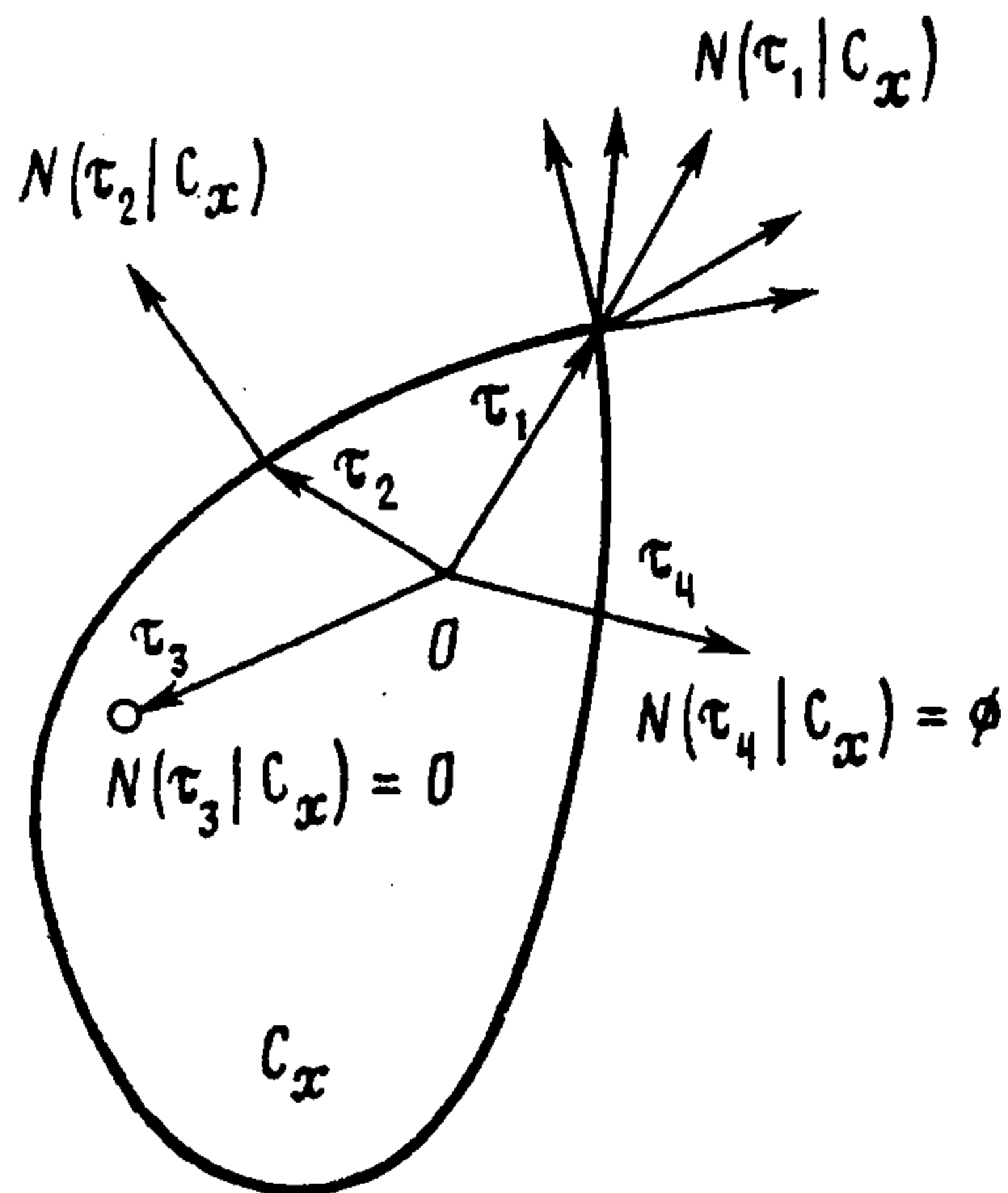
$$\mathbf{e}(x) \in N(\sigma(x) | C_x) \quad (1.2)$$

Здесь $N(\tau | C_x)$ — нормальный конус множества C_x в точке τ [9] (фиг. 1)

$$N(\tau | C_x) = \begin{cases} \{\mathbf{e} : (\tau - \tau_*) \cdot \mathbf{e} \geq 0 \quad \forall \tau_* \in C_x\}, & \tau \in C_x \\ \emptyset, & \tau \notin C_x \end{cases}$$

Слабое решение этой задачи определяется аналогично (гладкие поля скорости заменяются обобщенными, ассоциированный закон ослабляется [4]).

Итак, решение ЗЖА является способом нахождения коэффициента запаса нагрузки. Утверждение 2 выясняет роль ассоциированного закона в теории предельной нагрузки: он возникает не как физическое определяющее соотношение, а как необходимое и достаточное условие совпадения статического и кинематического коэффициентов нагрузки и в этом смысле является окончательно обоснованным.



Фиг. 1

Идея вывода условий на поверхностях разрыва. Аналогично ассоциированному закону можно обосновать и условия на поверхностях разрыва. С точки зрения теории предельной нагрузки они должны удовлетворять следующему требованию. Разрывные решения ЗЖА, определенные при помощи этих условий, должны приводить к значению коэффициента запаса нагрузки (как гладкое решение — когда оно существует).

Для однородных тел этому требованию удовлетворяют условия, указанные в [10] (скачок функции f в направлении нормали \mathbf{v} к поверхности разрыва обозначается $[f]$; f^+ , f^- — предельные значения функции f с двух сторон поверхности разрыва

$$(\varepsilon_{\mathbf{v}}(a))_{ij} = (a_i v_j + a_j v_i)/2$$

$$[\sigma_{ij}] v_j = 0, \quad \varepsilon_{\mathbf{v}}([\mathbf{u}]) \in N(\sigma^+ | C_x), \quad \varepsilon_{\mathbf{v}}([\mathbf{u}]) \in N(\sigma^- | C_x) \quad (1.3)$$

Предлагались и отличные от этих соотношений условия на поверхностях разрыва в однородных пластических телах. Из дальнейшего следует, что лишь условия (1.3) удовлетворяют указанному требованию.

Цель работы состоит в выводе для неоднородных тел условий на поверхностях разрыва, которые удовлетворяли бы сформулированному требованию (приемлемость для нахождения коэффициента запаса нагрузки).

Для вывода таких соотношений рассматриваются слабые решения ЗЖА σ , \mathbf{v} , на которых заведомо достигается равенство $m_s(\sigma) = M_k(\mathbf{v})$. Когда такое решение сводится к разрывным кусочно-гладким полям напряжений и скорости, из определения слабого решения можно найти условия на поверхностях разрыва этих полей.

На таком пути были получены соотношения на поверхностях разрыва для упругопластических тел, описываемых уравнениями Прандтля — Рейсса [11] и соотношения (1.3) [12].

Ниже из рассмотрения слабых решений выводится интегральное соотношение (п. 2) и далее — соотношения на поверхностях разрыва (п. 3). В п. 4 устанавливается простая форма и механический смысл этих соотношений, в п. 5 — некоторые их свойства.

Отметим некоторые используемые в дальнейшем предположения и обозначения.

Область Ω расположена в евклидовом пространстве. Его размерность сказывается только на некоторых постоянных, например при составлении шаровой части тензора или при использовании теорем вложения. В дальнейшем значения таких постоянных указываются для трехмерного случая.

Обозначим Sym пространство симметричных тензоров второго ранга, s^d и s^s — соответственно девиаторную и шаровую составляющую тензора s из Sym , Sym^d — подпространство тензоров-девиаторов (девиаторную плоскость). Для тензоров второго ранга a, b используются обозначения $a \cdot b = a_{ij}b^{ij}$, $|a| = (a \cdot a)^{1/2}$. Метрический тензор обозначается g .

Дальнейшие утверждения формулируются для множеств C_x в виде цилиндров в пространстве Sym с осью, направленной по тензору g . Они также справедливы для ограниченных множеств C_x . Зависимость C_x от x считается измеримой [9]. Последнее условие выполнено во всех случаях, интересных с точки зрения механики.

Сечение цилиндра C_x девиаторной плоскостью Sym^d обозначается C_x^d . Предполагается, что множества C_x^d ограничены в совокупности и содержат одну и ту же окрестность нуля пространства Sym^d . В этом случае имеет место равенство $\alpha_l = \beta_l$ [13], а при некоторой гладкости границы области и равенство $\beta_l = B_l$ [13, 14].

Пространство линейных непрерывных функционалов на пространстве X обозначается X' . Значение функционала f из X' на элементе x из X обозначается $\langle x, f \rangle = f(x)$.

Если A — линейный оператор из пространства X в пространство Y , то A^T — сопряженный оператор (из Y' в X'), а A^{TT} — второй сопряженный оператор (из X'' в Y'').

2. Интегральное соотношение. Рассмотрим условия совпадения статического $m_s(\sigma)$ и кинематического $M_k(v)$ коэффициентов нагрузки $l = (f, q)$. По утверждению 2 (п. 1) их равенство гарантировано для решения σ, v ЗЖА в слабой постановке.

Подробности и ссылки на работы, в которых изучалась эта задача, см. в [15]; приведем лишь основные определения.

Рассматривается пространство полей напряжений

$$S = S(\Omega) = \{ \sigma : \sigma_{ij} = \sigma_{ji}, \quad \sigma_{ij}^d \in L_\infty(\Omega), \sigma_{kk} \in L_2(\Omega) \}$$

$$\| \sigma \|_S^2 = \| | \sigma^d | \|_{L_\infty}^2 + \|^{1/3} \sigma_{kk} \|_{L_2}^2$$

Условия равновесия поля напряжений τ из S с нагрузкой $l = (f, q)$ даются принципом виртуальных скоростей

$$\int_{\Omega} \tau \cdot \text{Def}_0 u \, dx = \int_{\Omega} f u \, dx + \int_{S_q} q u \, ds, \quad \forall u \in U \quad (2.1)$$

$$U = U(\Omega, S_v) = \{ u \in C^\infty(\bar{\Omega}) : \rho(\text{supp } u, S_v) > 0 \}$$

$$(\text{Def}_0 u)_{ij} = \frac{1}{2} \left(\frac{\partial u_i}{\partial x^j} + \frac{\partial u_j}{\partial x^i} \right)$$

Пусть s_l — какое-нибудь поле напряжений из пространства S , уравнивающее нагрузку l , а Σ — множество полей напряжений, уравнивающих нагрузку $l = 0$ ($f = 0, q = 0$). Тогда $\Sigma + m s_l$ — множество полей напряжений, уравнивающих нагрузку l .

Рассматривается также пространство полей скорости V_0 и пространство $F_{(1)}$

$$V_0 = V_0(\Omega, S_v) = \left\{ u \in L_1(\Omega) : \text{Def}_0 u \in L_1(\Omega), \frac{\partial u_k}{\partial x^k} \in L_2(\Omega), u|_{S_v} = 0 \right\}$$

$$\| u \|_{V_0}^2 = \| u \|_{L_1}^2 + \| | (\text{Def}_0 u)^d | \|_{L_1}^2 + \left\| \frac{1}{3} \frac{\partial u_k}{\partial x^k} \right\|_{L_2}^2$$

$$F_{(1)} = F_{(1)}(\Omega) = \{ \varepsilon : \varepsilon_{ij} = \varepsilon_{ji} \in L_1(\Omega), \varepsilon_{kk} \in L_2(\Omega) \}$$

$$\| \varepsilon \|_{F_{(1)}}^2 = \| | \varepsilon^d | \|_{L_1}^2 + \|^{1/3} \varepsilon_{kk} \|_{L_2}^2$$

Очевидно $F'_{(1)} = S$ и Def_0 — непрерывный оператор, действующий из V_0 в $F_{(1)}$. Пусть Ω и S_v такие, что $\| u \|_{L_1} \leq c \| \text{Def}_0 u \|_{L_1}$ для любого u из V_0 (условия, достаточные для этого, см. в [16]). Тогда оператор $\text{Def} = (\text{Def}_0)^{TT}$ — непрерывное продолжение Def_0 на пространство V_0'' . Он взаимно однозначно отображает пространство обобщенных полей скорости V_0'' на множество E кинематически допустимых обобщенных полей

скоростей деформаций [8]

$$E = \Sigma^0 = \{\varepsilon \in S' : \langle \tau, \varepsilon \rangle = 0 \forall \tau \in \Sigma\}$$

Множество C допустимых полей напряжений, диссипация D и слабая форма ассоциированного закона определяются соотношениями

$$C = \{\sigma \in S : \sigma(x) \in C_x \text{ для п. в. } x \in \Omega\}$$

$$D(\varepsilon) = \sup \{\langle \sigma_*, \varepsilon \rangle : \sigma_* \in C\}, \quad \varepsilon \in S'$$

$$\sigma \in C, \quad D(\varepsilon) = \langle \sigma, \varepsilon \rangle, \quad \varepsilon \in S'$$

Слабым решением ЗЖА при нагрузке $\alpha_l I$ называется поле напряжений $\sigma \in S$ и поле скорости $v \in V_0''$, удовлетворяющие соотношениям

$$\sigma \in \Sigma + \alpha_l s_l, \quad \sigma \in C, \quad D(\varepsilon) = \langle \sigma, \varepsilon \rangle, \quad \varepsilon = \text{Def } v \quad (2.2)$$

Кинематический коэффициент для любого обобщенного поля скорости $v \in V_0''$, удовлетворяющего условию положительности мощности $\langle s_l, \text{Def } v \rangle > 0$, определяется соотношением

$$M_k(v) = D(\text{Def } v) / \langle s_l, \text{Def } v \rangle$$

а статический и кинематический предельные коэффициенты — как экстремумы

$$\alpha_l = \sup \{m \geq 0 : (\Sigma + m s_l) \cap C \neq \emptyset\}$$

$$\beta_l = \inf \{D(\varepsilon) / \langle s_l, \varepsilon \rangle : \varepsilon \in E, \langle s_l, \varepsilon \rangle > 0\} \quad (2.3)$$

Пусть выполнено равенство $m_s(\sigma) = M_k(v)$. Тогда пара σ, v — решение задачи (2.2), $\alpha_l = m_s(\sigma) = M_k(v)$ и соотношения (2.2) можно использовать для вывода условий на поверхностях разрыва.

Сужение обобщенного поля скорости. Естественное вложение кусочно-гладких функций, терпящих разрыв на некоторой поверхности, в пространство V_0'' отсутствует. Поэтому вместо $v \in V_0''$, $\varepsilon = \text{Def } v \in S'$ рассматриваются их сужения $v^{(r)} = v|_{\Lambda}$, $\varepsilon^{(r)} = \varepsilon|_{S^{(r)}}$ на некоторые пространства Λ , $S^{(r)}$; сужения уже могут быть разрывными функциями.

Пусть Λ и $S^{(r)}$ — банаховы пространства, непрерывно вложенные соответственно в V_0' и S (предположение 1). Тогда сужения $v^{(r)}$, $\varepsilon^{(r)}$ — линейные непрерывные функционалы на Λ , $S^{(r)}$. Если, кроме того, $\text{Def}_0^T \tau$ для любого поля τ из $S^{(r)}$ принадлежит пространству Λ (предположение 2), то из соотношения $\varepsilon = \text{Def } v$, $v \in V_0''$ следует

$$\varepsilon^{(r)} = \text{Def}^{(r)} v^{(r)}, \quad \text{Def}^{(r)} = (\text{Def}_0^T|_{S^{(r)}})^T : \Lambda' \rightarrow S' \quad (2.4)$$

Укажем соотношения, которым удовлетворяют поля σ , $v^{(r)}$, если $m_s(\sigma) = M_k(v)$ или, что то же, σ , $\varepsilon = \text{Def } v$ — экстремали задач (2.3), или, наконец, σ , v — решение задачи (2.2).

Связь различных постановок экстремальных задач теории предельной нагрузки. Введем множества $\Sigma^{(r)}$, $C^{(r)}$, $E^{(r)}$ и функционал $D^{(r)}$, заменив в определениях Σ , C , E , D пространство S пространством $S^{(r)}$. Пусть нагрузка I уравнивается полем напряжений $s_l \in S^{(r)}$. Рассмотрим задачи, аналогичные (2.3), о нахождении экстремумов $\alpha_l^{(r)}$, $\beta_l^{(r)}$ и экстремалей, на которых они достигаются:

$$\alpha_l^{(r)} = \sup \{m \geq 0 : (\Sigma^{(r)} + m s_l) \cap C^{(r)} \neq \emptyset\} \quad (2.5)$$

$$\beta_l^{(r)} = \inf \{D^{(r)}(\varepsilon) / \langle s_l, \varepsilon \rangle : \varepsilon \in E^{(r)}, \langle s_l, \varepsilon \rangle > 0\}$$

Эти задачи формально двойственны, поэтому $\alpha_l^{(r)} \leq \beta_l^{(r)}$ [9].

Предположим, что элементы пространства Λ можно рассматривать как нагрузки (f, q) , для которых определена мощность — правая часть равенства (2.4). Пусть для любой нагрузки из Λ уравнивающее ее поле напряжений принадлежит также пространству $S^{(r)}$ (предположение 3).

Тогда, очевидно, первая из задач (2.5) совпадает с первой из задач (2.3) и $\alpha_l^{(r)} = \alpha_l$.

Пусть множество U плотно в пространстве V_0 , например граница $\partial\Omega$ состоит из нескольких компонент связности, причем расстояние между ее частями S_v и S_q положительно. Тогда из условий равновесия (2.1) следует, что $\text{Def}_0^T \tau$ для любого τ из $\Sigma^{(r)}$, а значит, и $\langle \tau, \text{Def}^{(r)} u \rangle = 0$ при $u \in \Lambda'$, т. е. $\text{Def}^{(r)} u$ принадлежит множеству $E^{(r)}$. В частности, если $e = \text{Def} u \in E$, то $e^{(r)}$ принадлежит множеству $E^{(r)}$. Используя еще очевидное неравенство $D^{(r)}(e^{(r)}) \leq D(e)$, находим

$$\beta_l^{(r)} \leq \inf \{ D^{(r)}(e^{(r)}) / \langle s_l, e^{(r)} \rangle : e^{(r)} \in E, \langle s_l, e \rangle > 0 \} \leq \beta_l = \alpha_l$$

При учете отмеченных выше соотношений $\alpha_l^{(r)} \leq \beta_l^{(r)}$, $\alpha_l^{(r)} = \alpha_l$ это приводит к равенству $\alpha_l^{(r)} = \beta_l^{(r)} = \alpha_l$. Наконец, поскольку для экстремалей σ, e задач (2.3) выполнены соотношения $D(e) = \langle \sigma, e \rangle$, $\sigma \in C$ и напряжения σ принадлежат пространству $S^{(r)}$ (по предположению 3), то

$$\alpha_l = \frac{\langle \sigma, e \rangle}{\langle s_l, e \rangle} = \frac{\langle \sigma, e^{(r)} \rangle}{\langle s_l, e^{(r)} \rangle} \leq \frac{D^{(r)}(e^{(r)})}{\langle s_l, e^{(r)} \rangle} \leq \frac{D(e)}{\langle s_l, e \rangle} = \alpha_l$$

и значит, на $e^{(r)}$ достигается минимум (2.5). Вместе с предыдущими замечаниями это приводит к следующему утверждению о связи задач (2.3) и (2.5).

Пусть выполнены предположения 1—3 и множество U плотно в пространстве V_0 . Тогда: 1) задачи (2.5) двойственны: $\alpha_l^{(r)} = \beta_l^{(r)}$; 2) экстремумы (2.5) совпадают с коэффициентом запаса нагрузки α_l ; 3) задачи в напряжениях (2.3) и (2.5) совпадают; 4) если на $\sigma, e = \text{Def} v$ достигаются экстремумы (2.3), то на $\sigma, e^{(r)}$ достигаются экстремумы (2.5).

Это утверждение показывает, как из задачи (2.2) могут быть получены другие расширения исходной постановки задачи теории предельной нагрузки (к ним относится, в частности, задача, рассмотренная в [17]). Они могут использоваться для нахождения коэффициента запаса нагрузки. С другой стороны, это утверждение дает соотношения, которым удовлетворяют поля $\sigma, v^{(r)}$ и из которых в конечном счете выводятся условия на поверхностях разрыва.

Пространства $\Lambda, S^{(r)}$. В дальнейшем рассматриваются пространства

$$\begin{aligned} \Lambda &= \Lambda_{p'}(\Omega, S_v) = L_{p'}(\Omega) \times L_\infty(S_q), \quad p' \geq 3 \\ S^{(r)} &= S_{p'}^{(r)}(\Omega, S_v) = \{ \sigma \in S : \text{Div}_0 \sigma \in L_{p'}(\Omega), \sigma_v|_{S_q} \in L_\infty(S_q) \} \\ & \quad (\text{Div}_0 \sigma)_{ij} = \partial \sigma_{ij} / \partial x^j \end{aligned}$$

$$\| \sigma \|_{S^{(r)}}^2 = \| \sigma \|_S^2 + \| \text{Div}_0 \sigma \|_{L_{p'}}^2 + \| \sigma_v|_{S_q} \|_{L_\infty}^2$$

Величина $\sigma_v|_{S_q}$ определена при помощи отображения следа (лемма 4.1 [18]) как линейный непрерывный функционал на $W_2^{1/2}(\partial\Omega)$, а $\sigma_v|_{S_q}$ — его сужение на множество таких функций w из $W_2^{1/2}(\partial\Omega)$, для которых $\text{supp } w \subset S_q$.

Вложение пространства Λ в V_0' дается соотношением

$$\langle v, l \rangle = \int_\Omega f v \, dx + \int_{S_q} q v \, ds, \quad l = (f, q) \in \Lambda, \quad v \in V_0$$

Правая часть здесь определена, так как пространство V_0 непрерывно вложено в $L_p(\Omega)$, $p^{-1} + p'^{-1} = 1$, $1 \leq p \leq 3/2$, и имеется непрерывное

отображение следа из V_0 в $L_1(\partial\Omega)$ (см., например, [8]). По той же причине указанное вложение непрерывно.

Поскольку очевидна и непрерывность вложения $S^{(r)}$ в пространство S , то предположение 1 выполнено. Условия, достаточные для выполнения предположений 2, 3, а значит, и для справедливости сформулированного выше утверждения о связи задач (2.3) и (2.5), даются следующим предположением.

Лемма 1. Пусть Ω — ограниченная область класса C^1 и множество U плотно в пространстве V_0 . Тогда: 1) если τ принадлежит пространству $S^{(r)}$, то $\text{Def}_0^T \tau = (-\text{Div}_0 \tau, \tau_\nu|_{S_q})$ и, следовательно, принадлежит пространству Λ ; 2) если нагрузка $l = (f, q)$ из Λ уравнивается полем напряжений $\tau \in S$, то $\text{Div}_0 \tau = -f$, $\tau_\nu|_{S_q} = q$ и, следовательно, τ принадлежит пространству $S^{(r)}$.

Доказательство опирается на лемму 4.1 [18].

Кусочно-гладкие поля σ , u и интегральное соотношение. В дальнейшем предполагается, что условия, при которых имеется указанная выше связь задач (2.3), (2.5), выполнены. В силу этой связи полям σ , v , для которых имеется равенство $m_s(\sigma) = M_k(v)$, соответствуют экстремали σ , $\varepsilon_0 = \text{Def}^{(r)} u$ ($u = v^{(r)}$) задач (2.5).

В случае, когда поля σ , u — разрывные кусочно-гладкие, из их экстремального свойства вытекает требуемое интегральное соотношение.

Скорость u как элемент пространства Λ' представляется парой (u_I, u_F) , $u_I \in L_p(\Omega)$, $u_F \in L_\infty'(S_q)$ [17]. Будем говорить, что напряжения $\sigma \in S^{(r)}$ и скорость $u \in \Lambda'$ — кусочно-гладкие, если область Ω разбивается на конечное число регулярных областей ω_a ($a = 1, 2, \dots, M$), для каждой из которых $\sigma \in C^1(\bar{\omega}_a)$, $u_I \in C^1(\partial\omega_a)$ и, кроме того, $u_F \in L_1(S_q)$. Здесь область ω называется регулярной, если для любых непрерывно дифференцируемых на $\bar{\omega}$ функций v, w справедлива формула интегрирования по частям

$$\int_{\omega} w \text{div } v \, dx = \int_{\partial\omega} w v_\nu \, dx - \int_{\omega} v \text{grad } w \, dx$$

Рассматриваемые области ω_a ($a = 1, 2, \dots, M$) называются областями гладкости полей σ , u . Для кусочно-гладких полей σ , u области гладкости, очевидно, можно выбирать с большим произволом, например измельчать.

На границах областей гладкости поля σ , u могут терпеть разрыв. На поверхностях разрыва функции u_I обозначим $[u] = [u_I]$. На границе области Ω выбирается внешняя нормаль и по определению на поверхности S_q полагаем $[u] = u_F - u_I|_{S_q}$, на поверхности S_v — $[u] = -u_I|_{S_v}$. Используется также обозначение $\Gamma = \bigcup_a \partial\omega_a$.

Лемма 2. Пусть на напряжениях σ и скоростях деформаций ε_0 достигаются экстремумы (2.5), причем $\varepsilon_0 = \text{Def}^{(r)} u$, $u \in \Lambda'$ (в частности, может быть $\varepsilon_0 = e^{(r)}$, $u = v^{(r)}$, $e = \text{Def } v$ и $m_s(\sigma) = M_k(v)$). Пусть напряжения σ и скорость u — кусочно-гладкие. Тогда для любого поля $\sigma_* \in C^{(r)}$, непрерывно дифференцируемого в областях гладкости полей σ , u , выполнено неравенство

$$\int_{\Gamma} (\sigma - \sigma_*)_{ij} [u_i] v_j \, ds + \int_{\Omega \setminus \Gamma} (\sigma - \sigma_*)_{ij} \frac{\partial u_i}{\partial x^j} \, dx \geq 0 \quad (2.6)$$

Замечание 1. На $\Omega \setminus \Gamma$ определена обычная производная $\partial u_i / \partial x^j$, которая в неравенстве (2.6) обозначена $\partial u / \partial x^j$. Выражение $\sigma_{ij} v_j$ (как и $\sigma_{*ij} v_j$) имеет смысл на поверх-

ности Γ , поскольку напряжения σ принадлежат пространству $S^{(r)}$ и, значит, на поверхности разрыва выполнено условие $[\sigma_{ij}]v_j = 0$.

Доказательство. Поскольку экстремумы (2.5) совпадают (равны коэффициенту запаса α_l), то для соответствующих экстремалей σ , $\varepsilon_0 = \text{Def}^{(r)}$ и выполнены соотношения

$$\sigma = \sigma_0 + \alpha_l s_l, \quad \sigma_0 \in \Sigma^{(r)}, \quad \sigma \in C^{(r)}, \quad D^{(r)}(\varepsilon_0) = \alpha_l \langle s_l, \varepsilon_0 \rangle$$

Для напряжений $\sigma_0 \in \Sigma^{(r)}$ и скоростей деформаций $\text{Def}^{(r)}$ и выполнено равенство $\langle \sigma_0, \text{Def}^{(r)} u \rangle = 0$ (см. выше). Поэтому из предыдущих соотношений следует равенство $\langle \sigma, \varepsilon_0 \rangle = D^{(r)}(\varepsilon_0)$. По определению диссипации $D^{(r)}$ это означает, что для любого $\sigma_* \in C^{(r)}$ выполнено неравенство $\langle \sigma - \sigma_*, \varepsilon_0 \rangle \geq 0$, которое с учетом равенства $\varepsilon_0 = \text{Def}^{(r)} u$ и первого утверждения леммы 1 представляется в виде

$$-\int_{\Omega} \frac{\partial (\sigma - \sigma_*)_{ij}}{\partial x^j} u_{Ii} dx + \int_{S_q} (\sigma - \sigma_*)_{ij} v_j u_{Fi} ds \geq 0$$

После интегрирования по частям в первом слагаемом по каждой из областей гладкости полей σ , u и использования определения $[u]$ это неравенство приобретает вид (2.6).

3. Условия на поверхностях разрыва в неоднородном жесткопластическом теле. Будем говорить, что свойства тела непрерывны в области ω , если значения функции диссипации $d(x, e)$ для всех точек $x \in \omega$ и всех тензоров $e \in \text{Sym}^d$ совпадают со значениями некоторой функции, непрерывной на $\bar{\omega} \times \text{Sym}^d$ (черта обозначает замыкание). Свойства тела, заполняющего область Ω , называются кусочно-непрерывными, если Ω разбивается на конечное число областей, в каждой из которых свойства тела непрерывны.

Рассмотрим достаточно гладкую общую часть γ границы областей ω^+ , ω^- , в каждой из которых свойства тела непрерывны. Пусть d^+ (d^-) — непрерывная на $\bar{\omega}^+ \times \text{Sym}^d$ (на $\bar{\omega}^- \times \text{Sym}^d$) функция, совпадающая с диссипацией d на $\omega^+ \times \text{Sym}^d$ (на $\omega^- \times \text{Sym}^d$). Пусть C_x^+ (C_x^-) — соответствующее диссипации d_x^+ (d_x^-) множество допустимых напряжений, определенное для всех точек x из $\bar{\omega}^+$ (из $\bar{\omega}^-$). (Напомним, что имеется взаимно однозначное соответствие между C_x и d_x [4].)

Множества C_x^+ , C_x^- допустимых напряжений с двух сторон поверхности γ различны. В соответствии с приведенным выше определением множества C рассматриваются тела с кусочно-непрерывными свойствами, для которых поле напряжений допустимо, если оно допустимо в каждой из областей непрерывности свойств. Другими словами, рассматриваются композиты, в которых склейка не слабее склеиваемых частей.

Пусть ν — единичная нормаль к поверхности γ в точке x . Введем множество B_x^+ (и аналогично B_x^-)

$$B_x^+ = \{\tau \in C_x^+ : \exists \tau^- \in C_x^-, \tau_{ij} \nu_j = \tau_{ij}^- \nu_j\}$$

Получим условия на поверхностях разрыва напряжений σ и скорости u (которые, в частности, могут совпадать с поверхностями разрыва свойств среды) в виде

$$\varepsilon_\nu([u]) \in N(\sigma^+ | B_x^+), \quad \varepsilon_\nu([u]) \in N(\sigma^- | B_x^-), \quad [\sigma_{ij}] \nu_j = 0 \quad (3.1)$$

$$(\varepsilon_\nu([u]))_{ij} = ([u_i] \nu_j + [u_j] \nu_i) / 2$$

Замечание 2. Поверхности S_p и S_q также включаются в дальнейшем в число поверхностей разрыва. Тем самым, во-первых, краевое условие $u|_{S_p} = 0$ заменяется более мягким условием $u_I|_{S_p} \nu = 0$ [19] и, во-вторых, на поверхности S_q может рассматриваться скорость u_F , отличная от следа $u_I|_{S_q}$ [17]. В условиях (3.1) положим

на поверхностях S_v и S_q по определению для их внешней по отношению к области Ω стороны (отмечаемой индексом $+$) $C_x^+ = \text{Sym}$ и $\sigma_{ij}^+ |_{S_q} v_j = q_i$. Тогда выполнение соотношений (3.1) на S_v эквивалентно условию $\varepsilon_v([u]) \in N(\sigma^- | C_x^-)$, а на S_q — условиям

$$\varepsilon_v([u]) \in N(\sigma^- | C_x^-), \quad \sigma_{ij}^- v_j |_{S_q} = q_i$$

Теорема. Пусть: 1) свойства тела кусочно-непрерывна; 2) для поля напряжений $\sigma \in S^{(r)}$ и поля скорости $v \in V_0''$ статический и кинематический коэффициенты нагрузки l равны, $m_s(\sigma) = M_k(v)$; 3) поле напряжений σ и поле скорости $u \equiv v^{(r)}$ — кусочно-гладкие. Тогда на поверхности разрыва полей σ , u выполнены соотношения (3.1), а в областях их гладкости — ассоциированный закон (1.2).

Для любой внутренней точки τ множества B_{x_0} , $x_0 \in \Gamma$, в окрестности точки x_0 строится допустимое кусочно-гладкое поле напряжений τ_* с единственной поверхностью разрыва — частью Γ , лежащей в рассматриваемой окрестности, причем $\tau_*^+(x_0) = \tau$, $[\tau_{*ij}] = 0$. Далее для доказательства соотношений (3.1) следует применить интегральное неравенство (2.6) при $\sigma_* = \varphi \tau_* + (1 - \varphi)\sigma$, где φ — гладкая функция, $0 \leq \varphi \leq 1$, и воспользоваться обычной процедурой локализации, стягивая подходящим образом носитель функции φ . Аналогично с соответствующими упрощениями доказывается соотношение (1.2), когда точка x_0 лежит в области гладкости полей σ , u .

Следствие 1. На поверхности разрыва выполнено условие $[u_i]v_i = 0$. Оно вытекает из соотношений (3.1) так же, как в [11] — из (1.3).

Следствие 2. В частном случае однородного тела условия (3.1) на поверхности разрыва сводятся к известным соотношениям (1.3). Это вытекает из совпадения множеств $C_x^+ = C_x^- = C_x$, а значит, и множеств $B_x^+ = B_x^- = C_x$. Таким образом, предложенные в [10] условия необходимо должны выполняться на поверхностях разрыва напряжений и скорости, если последние приводят к равному статическому и кинематическому коэффициентам нагрузки.

4. Простая форма и механический смысл условий на поверхностях разрыва. Используя единичную нормаль v к поверхности разрыва, поставим в соответствие каждому симметричному тензору второго ранга s скаляр $P_v(s)$ и вектор $T_v(s)$ с компонентами T_v^i :

$$P_v(s) = s^{ij} v_i v_j, \quad T_v^i(s) = s^{ik} v_k - s^{lm} v_l v_m v^i$$

Вектор $T_v(s)$, очевидно, ортогонален вектору v . Если σ — тензор напряжений, то $P_v(\sigma)$ — нормальное усилие, а $T_v(\sigma)$ — касательное усилие на площадке с нормалью v . Для тензора $\varepsilon_v(a)$ с компонентами $(\varepsilon_v(a))_{ij} = (a_i v_j + a_j v_i)/2$, когда $av = 0$, справедливы равенства

$$\varepsilon_v(a) \cdot s = 2T_v(\varepsilon_v(a)) T_v(s), \quad T_v(\varepsilon_v(a)) = a/2, \quad P_v(\varepsilon_v(a)) = 0 \quad (4.1)$$

Пусть A_x^\pm — множество векторов (ортогональных вектору v), в которое отображение T_v переводит множество C_x^\pm . Тогда множество $A_x^\circ = A_x^+ \cap A_x^-$ имеет смысл совокупности касательных усилий на поверхности разрыва, допустимых с точки зрения обоих условий — $\sigma^+(x) \in C_x^+$, $\sigma^-(x) \in C_x^-$. Отметим, что множество A_x° , вообще говоря, не совпадает с множеством $T_v(C_x^+ \cap C_x^-)$, а лишь включает его.

Условия на поверхностях разрыва (3.1) эквивалентны соотношениям

$$[u] \in N(t | A_x^\circ), \quad t \equiv T_v(\sigma^+) = T_v(\sigma^-), \quad P_v(\sigma^+) = P_v(\sigma^-) \quad (4.2)$$

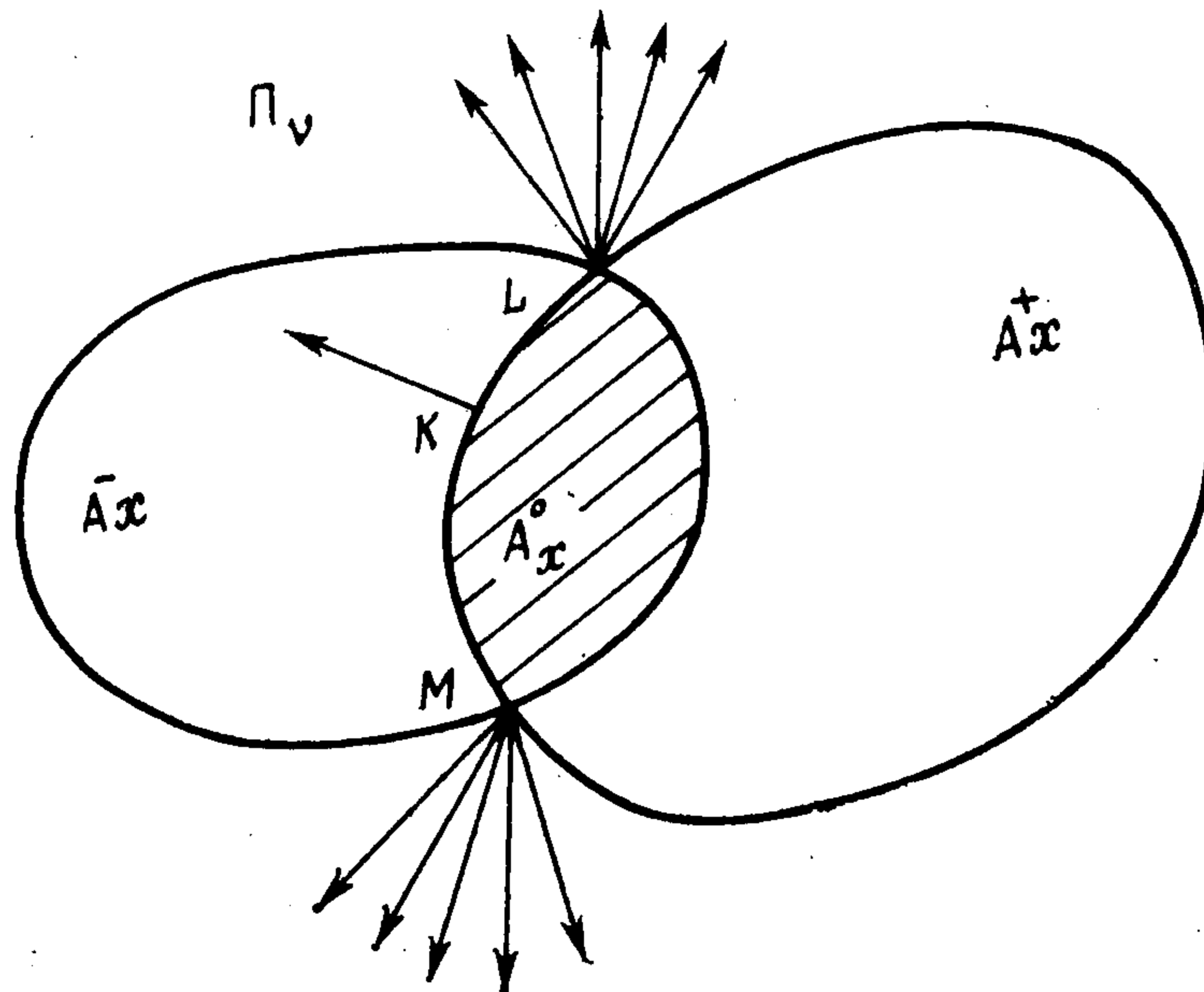
$$\sigma^+ \in C_x^+, \quad \sigma^- \in C_x^-$$

Равенства величин T_v и P_v являются просто другой записью условия $[\sigma_{ij}]v_j = 0$. Для проверки эквивалентности соотношений (3.1) и (4.2)

используются равенства (4.1) и возможность представления любого вектора t_* из A_x° в виде $t_* = T_\nu(\sigma_*^+) = T_\nu(\sigma_*^-)$ при некоторых σ_*^+ из C_x^+ и σ_*^- из C_x^- , причем $P_\nu(\sigma_*^+) = P_\nu(\sigma_*^-)$.

Первое из соотношений (4.2) имеет геометрическую интерпретацию, совершенно аналогичную интерпретации ассоциированного закона (1.2).

На фиг. 2 показаны множества A_x^+ , A_x^- , A_x° , которые лежат в плоскости Π_ν , ортогональной вектору ν , и конусы внешних нормалей к множеству A_x° в точках K , L , M (ср. с фиг. 1). Отметим, что даже в случае



Фиг. 2

гладких поверхностей текучести (границ множеств C_x^+ , C_x^-) в общем положении граница множества A_x° имеет угловые точки.

Наконец, первое из соотношений (4.2) можно интерпретировать как принцип максимума

$$t \in A_x^\circ, (t - t_*)[u] \geq 0 \text{ для любого } t_* \in A_x^\circ \quad (4.3)$$

Он совершенно аналогичен известному принципу максимума $(\sigma - \sigma_*) \cdot e \geq 0$, $\sigma_* \in C_x$, который связывает напряжения и скорости деформаций в области гладкости. Здесь роль напряжений играет касательное усилие, а роль скоростей деформаций — скачок скорости.

Таким образом, условия (3.1) или (4.2) на поверхности разрыва означают следующее: 1) усилие на поверхности разрыва непрерывно, 2) напряжения с обеих ее сторон допустимы, 3) скачок скорости и касательное усилие удовлетворяют закону, ассоциированному с множеством допустимых касательных усилий или, что то же, принципу максимума (4.3).

Приведем некоторые простые свойства условий (4.2). Предполагается, что множества C_x^{d+} , C_x^{d-} строго выпуклы (и, как всегда, содержат окрестность нуля). Тогда множество A_x° также строго выпукло.

1°. Для любого заданного направления скачка скорости $[u]$, $[u] \nu = 0$, касательное усилие t определяется единственным образом и лежит на границе по крайней мере одного из множеств A_x^+ , A_x^- .

2°. Если свойства тела терпят разрыв ($C_x^+ \neq C_x^-$), то при ненулевом скачке скорости $[u]$ напряжения с одной стороны поверхности разрыва могут лежать строго внутри соответствующей поверхности текучести. При этом условия (4.2) оставляют произвол для их компонент.

3°. Если касательное усилие лежит, например, на границе множества A_x^+ , то напряжения σ^+ лежат на соответствующей поверхности текучести — границе множества C_x^+ . Девиатор σ^{+d} определяется по касательному усилию единственным образом.

4°. В частности, если касательное усилие известно и лежит на границах обоих множеств A_x^+ , A_x^- , то единственным образом определяются оба девиатора σ^{+d} , σ^{-d} и скачок

шаровой части. Для однородного тела отсюда вытекает известное условие непрерывности напряжений; в общем случае оно не выполнено.

5. Разложение скачка скорости и минимальное свойство диссипации. Укажем еще одно полезное представление рассматриваемых соотношений на поверхностях разрыва. Все векторы, участвующие в дальнейшем построении, ортогональны вектору \mathbf{v} или, иначе говоря, лежат в плоскости Π_v .

С введенным множеством допустимых касательных усилий A_x° можно связать функцию диссипации δ_x° аналогично тому, как это делается для множества допустимых напряжений. Именно, для вектора \mathbf{w} плоскости Π_v положим

$$\delta_x^\circ(\mathbf{w}) = \sup \{t_* \mathbf{w} : t_* \in A_x^\circ\} \quad (5.1)$$

Для скачка скорости рассматриваются разложения $[\mathbf{u}] = \mathbf{w}^+ + \mathbf{w}^-$, где \mathbf{w}^+ , \mathbf{w}^- — векторы плоскости Π_v . Справедливы следующие утверждения.

1°. Скачок скорости $[\mathbf{u}]$ и касательное усилие \mathbf{t} удовлетворяют условию $[\mathbf{u}] \in N(\mathbf{t} | A_x^+)$ тогда и только тогда, когда возможно разложение

$$[\mathbf{u}] = \mathbf{W}^+ + \mathbf{W}^-, \quad \mathbf{W}^+ \in N(\mathbf{t} | A_x^+), \quad \mathbf{W}^- \in N(\mathbf{t} | A_x^-) \quad (5.2)$$

2°. Это разложение обладает следующим минимальным свойством: на векторах $\mathbf{w}^+ = \mathbf{W}^+$, $\mathbf{w}^- = \mathbf{W}^-$ достигается

$$\min \{d_x^+(\mathbf{e}_v(\mathbf{w}^+)) + d_x^-(\mathbf{e}_v(\mathbf{w}^-)) : \mathbf{w}^+ \in \Pi_v, \mathbf{w}^- \in \Pi_v, \mathbf{w}^+ + \mathbf{w}^- = [\mathbf{u}]\} \quad (5.3)$$

3°. Минимальное значение (5.3) равно

$$d_x^+(\mathbf{e}_v(\mathbf{W}^+)) + d_x^-(\mathbf{e}_v(\mathbf{W}^-)) = \delta_x^\circ([\mathbf{u}]) = \mathbf{t}[\mathbf{u}]$$

Введем для множеств A_x^+ , A_x^- функции диссипации δ_x^+ , δ_x^- аналогично соотношению (5.1). Из формулы (4.1) следуют равенства

$$\delta_x^+(\mathbf{w}^+) = d_x^+(\mathbf{e}_v(\mathbf{w}^+)), \quad \delta_x^-(\mathbf{w}^-) = d_x^-(\mathbf{e}_v(\mathbf{w}^-))$$

Тогда задача (5.3) принимает вид

$$\min \{\delta_x^+(\mathbf{w}^+) + \delta_x^-(\mathbf{w}^-) : \mathbf{w}^+ \in \Pi_v, \mathbf{w}^- \in \Pi_v, \mathbf{w}^+ + \mathbf{w}^- = [\mathbf{u}]\} \quad (5.4)$$

Необходимые и достаточные условия экстремума [9] для этой задачи при помощи теоремы Моро — Рокафеллара преобразуются к соотношениям (5.2) или к соотношению $[\mathbf{u}] \in N(\mathbf{t} | A_x^\circ)$. Это доказывает первые два утверждения. Третье утверждение следует из того, что по теореме 1 § 3.4 из [9] минимум в задаче (5.4) достигается и равен

$$\delta_x^+(\mathbf{W}^+) + \delta_x^-(\mathbf{W}^-) = \delta_x^\circ([\mathbf{u}])$$

Равенство же $\delta_x^\circ([\mathbf{u}]) = \mathbf{t}[\mathbf{u}]$, входящее в третье утверждение, при $\mathbf{t} \in A_x^\circ$ следует из условия $[\mathbf{u}] \in N(\mathbf{t} | A_x^\circ)$, так как последнее эквивалентно принципу максимума (4.3).

ЛИТЕРАТУРА

1. Гвоздев А. А. Расчет несущей способности конструкций по методу предельного равновесия. Вып. 1. Сущность метода и его обоснование. М.: Стройиздат, 1949. 279 с.
2. Drucker D., Prager W., Greenberg H. Extended limit design theorems for continuous media // Quart. Appl. Math. 1952. V. 9. № 4. P. 381—389.
3. Ивлев Д. Д. О диссипативной функции в теории пластических сред // Докл. АН СССР. Т. 176. № 5. С. 1037—1039.
4. Nayroles B. Essai de theorie fonctionnelle des structures rigides plastiques parfaites // J. Méc. 1970. V. 9. № 3. P. 491—506.
5. Мосолов П. П., Мясников В. П. Вариационные методы в теории течений жестко — вязко — пластических сред. М.: Изд-во МГУ, 1971. 114 с.
6. Седов Л. И. Механика сплошной среды. Т. 2. М.: Наука, 1973. 584 с.
7. Мосолов П. П. О проблеме минимума функционала // Изв. АН СССР. Сер. мат. 1967. Т. 31. Вып. 6. С. 1289—1310.

8. *Matthies H.* Existence theorems in thermo-plasticity // *J. Méc.* 1979. V. 18. № 4. P. 695—712.
9. *Иоффе А. Д., Тихомиров В. М.* Теория экстремальных задач. М.: Наука, 1974. 479 с.
10. *Hill R.* Discontinuity relations in mechanics of solids // *Progress in Solids Mechanics.* Amsterdam: North-Holland, 1961. V. 2. P. 247—276.
11. *Куксин С. Б.* Условия на разрыве решений уравнения Прандтля — Рейсса // Докл. АН СССР. 1984. Т. 279. № 5. С. 1065—1068.
12. *Каменярж Я. А.* О разрывных решениях задачи теории предельной нагрузки // Докл. АН СССР. 1985. Т. 280. № 3. С. 566—569.
13. *Каменярж Я. А.* О двойственных задачах теории предельной нагрузки для идеаль-нопластических тел // Докл. АН СССР. 1979. Т. 245. № 1. С. 51—54.
14. *Каменярж Я. А.* Напряжения в несжимаемых средах. Эквивалентность постановок задачи идеальной пластичности // Докл. АН СССР. 1981. Т. 261. № 1. С. 46—49.
15. *Каменярж Я. А.* О постановках задачи теории идеальной пластичности // ПММ. 1983. Т. 47. Вып. 3. С. 490—496.
16. *Мосолов П. П., Мясников В. П.* Механика жесткопластических сред. М.: Наука, 1981. 208 с.
17. *Серегин Г. А.* Расширение вариационной постановки задачи для жесткопластической среды на поля скоростей с разрывами типа скольжений // ПММ. 1983. Т. 47. Вып. 6. С. 1030—1037.
18. *Каменярж Я. А.* Статически допустимые поля напряжений в несжимаемых средах // ПММ. 1983. Т. 47. Вып. 2. С. 228—237.
19. *Teman R., Strang G.* Duality and relaxation in the variational problems of plasticity // *J. Méc.* 1980. V. 19. № 3. P. 493—527.

Москва

Поступила в редакцию
15.VII.1987