

R.U. Cygni (Ch. 7733).

Czerwiec	3,	11 ^h 49 ^m	8 ^m .7		
Lipiec	17,	11 ^h 45 ^m	8 ^m .4	Gwiazdy porówn.	+ 53 ^o .2672 9 ^m .2
Listopad	9,	9 ^h 3 ^m	8 ^m .9		+ 53 ^o .2678 9 ^m .5
"	23,	7 ^h 58 ^m	9 ^m .1		+ 53 ^o .2680 7 ^m .6
					+ 53 ^o .2683 8 ^m .9

Maximum blasku było w Lutym, minimum w Listopadzie.

W. Cephei (Ch. 8116). Gwiazda nieregularna.

Czerwiec	4,	10 ^h 28 ^m	7 ^m .6	pomar.	
Lipiec	17,	11 ^h 50 ^m	7 ^m .4	żółta	
Listopad	5,	10 ^h 10 ^m	7 ^m .5	"	Gwiazdy por. BD. + 57 ^o .2562 7 ^m .5
"	9,	10 ^h 55 ^m	7 ^m .3	pomar.	+ 57 ^o .2571 8 ^m .1
"	23,	7 ^h 47 ^m	7 ^m .3	"	+ 58 ^o .2465 7 ^m .0

U. Lacertae (2.1902) = BD. 54.2863.

Odkrycie zmienności podane w A. N. 3774, r. 1902.

Czerwiec	4,	10 ^h 48 ^m	8 ^m .7		
Lipiec	17,	11 ^h 55 ^m	8 ^m .6	Gwiazdy porówn. BD.	+ 54 ^o .2854 8 ^m .8
Listopad	5,	10 ^h 15 ^m	9 ^m .0		+ 54 ^o .2864 9 ^m .0
"	23,	10 ^h 27 ^m	8 ^m .8		+ 54 ^o .2865 8 ^m .5

Obserwacje stwierdzają zmienność i wykazują minimum w Listopadzie, oraz być może maximum w Lipcu lub Sierpniu.

V. Cephei (Ch. 8591).

Czerwiec	4,	10 ^h 38 ^m	6 ^m .8		
Lipiec	17,	12 ^h 0 ^m	6 ^m .1		
Listopad	6,	8 ^h 8 ^m	7 ^m .2	Gwiazdy porówn. BD.	+ 32 ^o .735 8 ^m .2
"	23,	10 ^h 32 ^m	7 ^m .5		+ 32 ^o .748 7 ^m .0

Obserwacje znajdują się w sprzeczności z efemerydami, które przypowiadają maximum na początek Grudnia, a minimum na Kwiecień.

M. T. HUBER.

O PODSTAWACH TEORII WYTRZYMAŁOŚCI.

I. Najogólniejszy cel nauki o wytrzymałości streszcza się w odpowiedzi na pytanie: jakie siły zewnętrzne wywołują w danym ciele stałym (względnie układzie ciał stałych) niebezpieczeństwo pęknięcia w oznaczonym stopniu?

Nie ulega wątpliwości, iż to niebezpieczeństwo zależy przede wszystkim od stanu napięcia (stress) uważanego ciała, t. j. od ogólnych wewnętrznych (nateżeń), wywołanych siłami zewnętrznymi. Granica stanu napięcia, po której przekroczeniu pęknięcie ciała nastąpić musi, określa w najogólniejszy sposób jego wytrzymałość. Ogólne zadanie teorii wytrzymałości rozpada się przeto na dwie części:

1-o Wyznaczenie stanu napięcia, wywołanego danymi siłami zewnętrznymi.

2-o Wyznaczenie zależności niebezpieczeństwa pęknięcia od stanu napięcia.

Obadwa zagadnienia nie posiadają dotąd ścisłego ogólnego rozwiązania, chociaż w przeważnej liczbie prostych a ważnych szczególnych przypadków potrafimy za pomocą przybliżonych teorii uzyskać wyniki, wystarczające dokładne dla celów praktycznych. W przypadkach złożonych wychodzi jednakże często na jaw niedoskonałość teorii i wtedy uciekamy się do kosztownego bezpośredniego doświadczenia.

II. Wymieniona pierwsza część ogólnego zadania teorii wytrzymałości upraszcza się znakomicie, gdy odkształcenie, towarzyszące stanowi napięcia ciała, podlega uogólnionemu prawu Hooke'a, przyjętemu za

podstawę matematycznej teorii sprężystości. Ponieważ najważniejsze ciała stałe podlegają bądź to dokładnie, bądź też w przybliżeniu, w pewnych granicach prawn Hooke'a, więc wyznaczenie stanu napięcia za pomocą teorii sprężystości rozwiązuje zwykle pierwszą część zagadnienia z wystarczającą dla praktyki dokładnością, zwłaszcza, że zazwyczaj nie dopuszczamy przekroczenia granicy sprężystości. Wprawdzie istnieją ciała technicznie ważne (np. żelazo, łaz, kamień), objawiające w granicach sprężystości znaczniejsze zbieżności od prawa Hooke'a, wskutek czego usiłowano w nowszych czasach uzyskać większą dokładność teorii sprężystości owych ciał użyciem wzorów empirycznych, zastępujących prawo Hooke'a, jednakże stosowalność tych wzorów w teorii jest już z powodu wielkich matematycznych trudności nader ograniczona.

III. Na drugą zasadniczą kwestję teorii wytrzymałości (sub 2-o) posiadamy ścisłą odpowiedź tylko w najprostszym, nader zresztą ważnym przypadku jednostajnego rozciągania lub ściskania (liniowego stanu napięcia) ciała doskonałe jednorodnego i niekryształicznego. Niebezpieczeństwo pęknięcia zależy wtedy tylko od wielkości natężenia, a wytrzymałość może być określona jedną stałą, danemu materiałowi właściwą, podającą wielkość natężenia, po którego przekroczeniu ciało pęka. Tę stałą nazywają powszechnie współczynnikiem wytrzymałości na ciągnięcie, względnie ciśnienie.

W początkach teorii wytrzymałości stosowano ten wynik do ogólnego stanu napięcia w przypuszczeniu, iż niebezpieczeństwo pęknięcia zachodzi zawsze tam, gdzie natężenie ma największą wartość. Da się to uzasadnić tylko w pewnych przypadkach prostego zgięcia lub skręcenia, w ogóle jednak prowadzi do sprzeczności, jak się okazuje choćby tylko z jaskrawego przykładu stałego wszechstronnego ciśnienia na ciało równokierunkowe. W tym bowiem przypadku nie ma powodu, aby największe nawet ciśnienie wywołało zniszczenie spójności (pęknięcie ciała), a jedynym skutkiem takiego stanu napięcia może być tylko trwałe odkształcenie objętościowe. Potwierdzają to bezpośrednio lub pośrednio doświadczenia, dokonane między innymi przez Föppl'a w Monachium („Festigkeitslehre“, Lipsk 1900, str. 71).

IV. Innego zdania w powyższej kwestyi był Coulomb, a po nim Tresca. Według nich mierzy niebezpieczeństwo pęknięcia, czyli wyłączenie materiału (die Anstrengung), największa zmiana kąta między dwoma przekrojami ciała, wywołana odkształceniem. To zapatrywanie nie sprzeciwia się doświadczeniu w przytoczonym przypadku wszechstronnego ciśnienia, albowiem odkształcenie zmienia wówczas geometryczny kształt ciała na podobny sobie, wskutek czego kąty nie ulegają zmianie; atoli nie da się pogodzić z oczywistością, iż dostatecznie wielkie wszechstronne ciągnięcia mogą przy dowolnie małej zmianie kąta wywołać pęknięcie.

Trzecią odpowiedź dali Poncelet i de Saint-Venant, twierdząc, iż miarą wyłączenia materiału jest jednostkowe wydłużenie (względnie skrócenie) λ , czyli, że niebezpieczeństwo pęknięcia zachodzi wówczas, gdy λ osiąga pewną wartość, właściwą materiałowi. To zapatrywanie, rozpowszehnione w niemieckiej literaturze technicznej przez Grasshofa i Winklera, posiada po dziś dzień największe zwolenników, pomimo, że w latach ostatnich wyłoniły się nowe w tym względzie poglądy¹⁾. Na pozór wydaje się nawet, iż trudno o niem powątpiewać, gdyż największemu wydłużeniu powinno odpowiadać największe rozsuniecie drobin położonych na kierunku tego wydłużenia, a więc największe niebezpieczeństwo ich wzajemnego oddalenia się poza obręb wspólnej sfery sił międzycząstekowych; jednakże zastanawiając się nad tą kwestją dokładniej, przy pomocy schematycznego obrazu rozkładu drobin w odkształconem ciele (Fig. 1, 1a, 1b) doszedłem do przekonania, że nie tylko rozsuniecie drobin, leżących na kierunku największego wydłużenia ma wpływ na niebezpieczeństwo pęknięcia, lecz także zmiana wzajemnej odległości drobin, położonych na wszystkich kierunkach (czyli wydłużenie we wszystkich kierunkach), przez uważany punkt ciała przechodzących. Rzut oka na rysunek wystarczy, aby rozpoznać, że przy tem samym wydłużeniu w kierunku y i z (z prostopadłe do płaszczyzny rysunku) zachodzi mniejsze niebezpieczeństwo pęknięcia w przypadku przedstawionym na Fig. 1a, niż na Fig. 1b, albowiem w sferze działania dowolnej drobin m znajduje się w pierwszym przypadku więcej drobin, aniżeli w drugim²⁾.

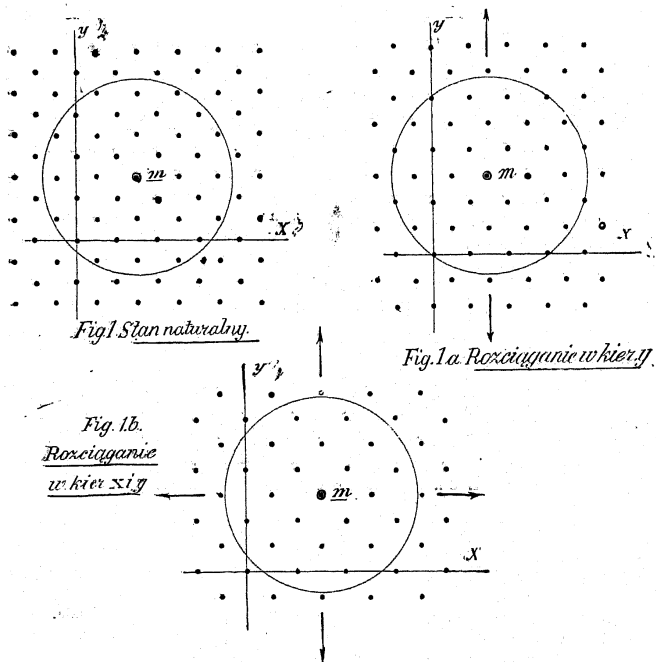
V. Powyższe elementarne rozważanie przemawia przeciw hipotezie Ponceleta i de Saint-Venanta, prowadząc równocześnie do nowego zapatrywania na zasadniczą kwestję teorii wytrzymałości, które można wyrazić słowami:

Niebezpieczeństwo pęknięcia (wyłączenie materiału) w pewnym miejscu ciała określa ogół wydłużeń jednostkowych, we wszystkich kierunkach z owego miejsca poprowadzonych. Albo krócej: Odkształcenie elementu ciała określa jego wyłączenie.

¹⁾ Mam tu na myśli pracę O. Mohra p. t.: „Welche Umstände bedingen die Elasticitätsgrenze und den Bruch eines Materials?“ (Zeitschr. des Ver. deut. Ing. 1900, str. 1524), którą skrytykował ostro W. Voigt w „Annalen d. Physik“ (1901, str. 567).

²⁾ To rozumowanie zawodzi, jak łatwo zauważyć w przypadku ściskania, czyli gdy zachodzą wydłużenia ujemne, które, o ile nie są we wszystkich kierunkach równe, wywołać mogą również pęknięcie materiału; nie mając jednakże zamiaru opierać na niem wyłącznie nowego zapatrywania, rezygnuję na razie z potrzebnych uogólnień, zwłaszcza, że wobec nieznajomości szczegółowej budowy materji, ma rozważanie powyższe charakter ogółowej oceny i orientacji, bez pretensji do ścisłości naukowej.

Do wyznaczenia wyteżenia elementu ciała należy zatem w ogóle podać sześć od siebie niezależnych wielkości, określających jednorodne odkształcenie, t.j. trzy wydłużenia $\lambda_x, \lambda_y, \lambda_z$ i trzy posunięcia $\varphi_x, \varphi_y, \varphi_z$ w kierunkach osi prostokątnego układu współrzędnych¹⁾. Gdy x, y, z mają kierunki wydłużeń głównych $\lambda_1, \lambda_2, \lambda_3$, to $\lambda_x = \lambda_1, \lambda_y = \lambda_2, \lambda_z = \lambda_3$; $\varphi_x = 0, \varphi_y = 0, \varphi_z = 0$, czyli do określenia wyteżenia materiału (przy odkształceniu jednorodnym) wystarczają wartości trzech wydłużeń głównych. Miarą wyteżenia będzie przeto pewna funkcja Φ wydłużeń głównych, względnie wydłużeń i posunięć w dowolnych trzech wzajemnie prostopadłych kierunkach. Ponieważ każdemu stanowi odkształcenia elementu ciała odpowiada jednoznacznie okreś-



¹⁾ J. N. Frank e. Mechanika teoretyczna. Art. 177 $\lambda_1, \lambda_2, \lambda_3; \varphi_1, \varphi_2, \varphi_3$.

lony stan napięcia tegoż elementu, przeto Φ jest zarazem funkcją trzech nateżeń głównych ν_1, ν_2, ν_3 , względnie składowych normalnych ν_x, ν_y, ν_z i stycznych $\sigma_x, \sigma_y, \sigma_z$ stanu napięcia w uważanym miejscu ciała¹⁾. Nadto możemy o funkcji Φ powiedzieć co następuje:

1-o Przy dodatnich wartościach wszystkich argumentów ($\lambda_1, \lambda_2, \lambda_3$) rośnie i maleje Φ wraz z nimi, przy ujemnych rośnie i maleje wraz z ich bezwzględną wartością; w szczególności staje się Φ zerem, gdy $\lambda_1 = \lambda_2 = \lambda_3 = 0$.

2-o Parametry funkcji Φ zależą tylko od budowy materii w naturalnym stanie ciała i temperatury, są zatem przy jednolitej budowie materii i stałej temperaturze stałymi, właściwymi danemu ciału.

3-o Dla ciał równokierunkowych, które w niniejszej pracy wyłącznie mam na względzie, będzie funkcja Φ oczywiście symetryczną względem swoich argumentów.

VI. Nie trudno zauważyć, iż powyższe własności funkcji Φ są identyczne z własnościami właściwej pracy odkształcenia F , która, jako zależna od stanu napięcia i odkształcenia elementu, jest również funkcją argumentów $\lambda_x, \lambda_y, \lambda_z; \varphi_x, \varphi_y, \varphi_z$, względnie $\nu_x, \nu_y, \nu_z; \sigma_x, \sigma_y, \sigma_z$. Praca ta równa się pracy sił międzycząstkowych drobiny, zawartych w jednostce objętości ciała (mierzonej w stanie naturalnym), jeżeli odkształcenie (jednorodne) jest dostatecznie powolne²⁾. Ponieważ nadto praca sił międzycząstkowych jest tem większa, im większych względnych przesunięć doznają drobiny przy odkształceniu, więc nasuwa się nader prawdopodobna hipoteza, iż funkcja Φ ma ten sam kształt co F , czyli innymi słowy:

Wyteżenie materiału mierzy się właściwą pracą odkształcenia. Jeżeli zatem praca odkształcenia przekroczy w pewnym miejscu ciała oznaczoną wartość zależną od materiału (przy tej samej temperaturze), to musi nastąpić trwałe rozdzielenie drobiny ciała, czyli jego pęknięcie.

W pozornej sprzeczności zostaje powyższa hipoteza z omówionym już faktem, iż jednostajne wszechstronne ciśnienie nie może wywołać pęknięcia ciała jednorodnego. Wtedy jednakże, wedle wszelkiego prawdopodobieństwa,

¹⁾ W Mechanice Frank e go $P_{11}, P_{22}, P_{33}; P_{23}, P_{31}, P_{12}$.

²⁾ Badania gotyngęńskiego fizyka W. Voigta i jego uczniów (Annalen d. Phys. 1901, str. 567 i nast.) dowodzą, iż najbardziej jednorodne ciała przyrody nie okazują jednolitości budowy ze względu na wytrzymałość, wskutek czego można z góry powiedzieć, że każda teoria wytrzymałości, oparta na założeniu doskonałej jednolitości w budowie materii, będzie dla ciał rzeczywistych mniej lub więcej niedokładna.

³⁾ Przy nagłym odkształceniu zużywa się mała część pracy na powiększenie energii kinetycznej drobiny, czyli podwyższenie temperatury ciała. (Everett: „Jednostki i stałe fizyczne“. Art. 144).

nie może praca odkształcenia wcale przekroczyć owej oznaczonej wartości, gdyż trudno sobie wyobrazić, aby skurczenie ciała nie miało naturalnych granic, poza którymi największe nawet ciśnienie nie powiększa pracy odkształcenia.

VII. Do wyznaczenia kształtu funkcji F potrzebna jest oczywiście znajomość ogólnego prawa, określającego zależność stanu napięcia od odkształcenia. Takiego prawa nie posiadamy dotąd, jednakże w granicach właściwych każdemu materiałowi zastępuje je z mniejszą lub większą dokładnością prawo Hooke'a. W tych granicach będzie zatem funkcja F t. zw. potencjałem sprężystości, określonym przez równanie:

$$(1) \quad F = \frac{E}{2(1+\mu)} \left\{ \frac{1-\mu}{1-2\mu} (\lambda_x + \lambda_y + \lambda_z)^2 + \frac{1}{2} [\varphi_x^2 + \varphi_y^2 + \varphi_z^2 - 4(\lambda_x \lambda_y + \lambda_y \lambda_z + \lambda_z \lambda_x)] \right\};$$

w którym E oznacza współczynnik sprężystości (moduł Younga), a $\mu = \frac{1}{m}$ stałą Poissona¹⁾. Wyraziwszy składowe odkształcenia przez składowe stanu napięcia za pomocą wzorów:

$$(2) \quad \begin{cases} \lambda_x = \frac{1}{E} [v_x - \mu(v_y + v_z)], & \varphi_x = \frac{2(1+\mu)}{E} \sigma_x \\ \lambda_y = \frac{1}{E} [v_y - \mu(v_x + v_z)], & \varphi_y = \frac{2(1+\mu)}{E} \sigma_y \\ \lambda_z = \frac{1}{E} [v_z - \mu(v_x + v_y)], & \varphi_z = \frac{2(1+\mu)}{E} \sigma_z, \end{cases}$$

otrzymamy drugą postać funkcji F :

$$(3) \quad F = \frac{1}{E} \left\{ \frac{1}{2} (v_x + v_y + v_z)^2 + (1+\mu) [\sigma_x^2 + \sigma_y^2 + \sigma_z^2 - (v_x v_y + v_y v_z + v_z v_x)] \right\},$$

która przekształca się jeszcze na:

$$(3a) \quad F = \frac{1}{E} \left\{ \frac{1}{2} (v_1 + v_2 + v_3)^2 - (1+\mu) (v_1 v_2 + v_2 v_3 + v_3 v_1) \right\},$$

gdy x, y, z mają kierunki nateżeń głównych.

W powyższych postaciach może funkcja F określać wyteżenie materiału oczywiście tylko w granicach sprężystości (wedle prawa Hooke'a). W ogóle zatem nie może być mowy o użyciu jej do ścisłego wyznaczenia bezpośredniego niebezpieczeństwa pęknięcia. Ale w praktyce technicznej nie dopuszczamy zazwyczaj odkształceń trwałych, chodzi nam przeto nie tyle o niebezpieczeństwo pęknięcia, ile o niebezpieczeństwo przekroczenia granicy sprężystości, które wedle wszelkiego prawdopodobieństwa mierzy również właściwa praca odkształcenia t.j. funkcja F .

Wyraziwszy w ten sposób uzupełnienie nowej hipotezy, należy się zastanowić nad warunkami jej stosowności. Biorąc mianowicie pod uwagę dwa stany napięcia o składowych, odpowiednio równych co do bezwzględnej wartości ale przeciwnego znaku, dochodzimy dla obu stanów do tej samej wartości funkcji F . Ażeby zatem F było ścisłą miarą niebezpieczeństwa przekroczenia granicy sprężystości, musi materiał dla obu stanów napięcia mieć tę samą granicę sprężystości. Warunek ten jest zapewne identyczny z warunkiem posiadania równych granic sprężystości dla ciągnięcia i ciśnienia. W razie niespełnienia warunku przez dany materiał, określałaby funkcja F niebezpieczeństwo przekroczenia granicy sprężystości, chyba przy pomocy hipotez dodatkowych.

VIII. Rozważanie schematycznego rozkładu drobin w odkształconem ciele, które służyło wyżej do pierwszego umotywowania nowego poglądu na zależność wyteżenia materiału od stanu napięcia, nie ma, jak już zaznaczyłem, pretensji do ścisłości naukowej. Dałem temu wyraz, używając dla tego poglądu miana hipotezy i zwracam się obecnie do szczegółowego zbadania jego konsekwencji, nadających się do porównania z doświadczeniem, które w ostatniej instancji rozstrzyga o losach każdej hipotezy.

Przy liniowym stanie napięcia, określonym przez jedno tylko nateżenie główne, np. v będzie:

$$(4) \quad F = \frac{v^2}{2E}.$$

Z porównania tej wartości F z wartością przy ogólnym stanie napięcia wynika związek:

$$(5) \quad v = \sqrt{(v_1 + v_2 + v_3)^2 - 2(1+\mu)(v_1 v_2 + v_2 v_3 + v_3 v_1)},$$

który określa proste ciągnięcie lub ciśnienie v , wywołujące tę samą pracę odkształcenia, czyli to samo wyteżenie materiału, co dany trójwymiarowy stan napięcia o składowych v_1, v_2, v_3 , względnie $v_x, v_y, v_z; \sigma_x, \sigma_y, \sigma_z$. Nateżenie v może oczywiście służyć za wygodną miarę wyteżenia materiału, po-

¹⁾ Franke. Mech. teor., str. 483.

dobnie jak się to dzieje na podstawie panującego obecnie zapatrywania¹⁾. Odpowiednią dlań nazwą będzie nateżenie spowodowane ν_{red} . A zatem:

$$(6) \quad \begin{aligned} \nu_{\text{red}}^2 &= (\nu_1 + \nu_2 + \nu_3)^2 - 2(1 + \mu)(\nu_1 \nu_2 + \nu_2 \nu_3 + \nu_3 \nu_1) \\ &= \nu_1^2 + \nu_2^2 + \nu_3^2 - 2\mu(\nu_1 \nu_2 + \nu_2 \nu_3 + \nu_3 \nu_1), \end{aligned}$$

albo też:

$$(7) \quad \begin{aligned} \nu_{\text{red}}^2 &= (\nu_x + \nu_y + \nu_z)^2 + 2(1 + \mu)[\sigma_x^2 + \sigma_y^2 + \sigma_z^2 - (\nu_x \nu_y + \nu_y \nu_z + \nu_z \nu_x)] \\ &= \nu_x^2 + \nu_y^2 + \nu_z^2 + 2(1 + \mu)(\sigma_x^2 + \sigma_y^2 + \sigma_z^2) - 2\mu(\nu_x \nu_y + \nu_y \nu_z + \nu_z \nu_x). \end{aligned}$$

Obecnie obliczają nateżenie spowodowane (w myśl hipotezy największego wydłużenia) z wzoru:

$$(a) \quad \nu_{\text{red}}^* = \nu_I - \mu(\nu_{II} + \nu_{III}),$$

w którym $\nu_I, \nu_{II}, \nu_{III}$ oznacza nateżenia główne, wzięte w takim porządku, aby ν_{red} wypadło największe. Wskutek tego zastrzeżenia jest wzór (a) mniej wygodny w zastosowaniu niż wzór (6). Jeszcze jaskrawiej występuje ta różnica na korzyść nowego wzoru, gdy stan napięcia jest określony przez ogólne składowe $\nu_x, \nu_y, \nu_z; \sigma_x, \sigma_y, \sigma_z$. Wtedy bowiem są nateżenia główne, jak wiadomo, pierwiastkami równania sześciennego

$$(8) \quad \begin{vmatrix} \nu_x - \nu & \sigma_x & \sigma_y \\ \sigma_x & \nu_y - \nu & \sigma_z \\ \sigma_y & \sigma_z & \nu_z - \nu \end{vmatrix} = 0^2,$$

czyli:

$$(8a) \quad \nu^3 - (\nu_x + \nu_y + \nu_z)\nu^2 + (\nu_y \nu_z + \nu_z \nu_x + \nu_x \nu_y - \sigma_x^2 - \sigma_y^2 - \sigma_z^2)\nu - \begin{vmatrix} \nu_x & \sigma_x & \sigma_y \\ \sigma_x & \nu_y & \sigma_z \\ \sigma_y & \sigma_z & \nu_z \end{vmatrix} = 0,$$

które trzeba rozwiązać w każdym przypadku obliczenia ν_{red}^* . Ogólne rozwiązanie dałoby oczywiście wzory zbyt zawiłe. Pewne uproszczenie daje wprawdzie związek:

$$\nu_x + \nu_y + \nu_z = \nu_I + \nu_{II} + \nu_{III},$$

¹⁾ Pöppl „Festigkeitslehre“ § 11.

²⁾ Helmholtz „Dynamik cont. verbr. Massen“. Lipsk 1902, str. 84). (W „Mechanice teor.“ Franko znajduje się tylko analogiczne równanie dla wydłużeń głównych. Art. 180).

dzięki któremu wzór (a) przybiera postać:

$$\nu_{\text{red}}^* = (1 + \mu)\nu_I - \mu(\nu_x + \nu_y + \nu_z),$$

wymagającą obliczenia jednego tylko pierwiastka (ν_I), który daje największą bezwzględną wartość ν_{red}^* , mimo to jednak nie miałby ogólny rachunek praktycznego znaczenia.

IX. Dla zbadania konsekwencji wzoru (6) przyjmijmy na chwilę, że dwa nateżenia główne ν_1 i ν_2 są stałe i obliczmy wpływ trzeciego nateżenia na ν_{red} (a więc na wyteżenie materiału).

Napisawszy w tym celu wzór (6) w postaci:

$$\nu_{\text{red}}^2 = (\nu_1^2 + \nu_2^2 - 2\mu\nu_1\nu_2) + [\nu_3^2 - 2\mu(\nu_1 + \nu_2)\nu_3]$$

widzimy, iż:

- 1-o ν_3 z mniejszą wyteżenie, gdy ma ten sam znak co $(\nu_1 + \nu_2)$, a zarazem $|\nu_3| < |2\mu(\nu_1 + \nu_2)|$;
- 2-o ν_3 nie wpływa na wyteżenie, gdy $= 2\mu(\nu_1 + \nu_2)$;
- 3-o ν_3 z większą wyteżenie zawsze, gdy ma znak przeciwny niż $(\nu_1 + \nu_2)$; przy tym samym zaś znaku, gdy $|\nu_3| > |2\mu(\nu_1 + \nu_2)|$.

Analogiczne badanie wzoru (a) nie jest praktycznie wykonalne; dla porównania zatem wyników obu hipotez przy trójwymiarowym stanie napięcia nie pozostaje nic innego, jak obliczenie szeregu przykładów liczebnych.

W szczególności, gdy wszystkie trzy nateżenia główne są równe ν , to:

$$\nu_{\text{red}} = \nu \sqrt{3(1 - 2\mu)},$$

¹⁾ Z teorii równania (8) wynika nadto następujące ułatwienie w obliczaniu jego pierwiastków.

Wyznaczymy pierwiastki równania pomocniczego

$$(\xi - \nu_x)(\xi - \nu_y) - \sigma_x^2 = 0,$$

a więc:

$$\begin{aligned} \xi_1 &= \frac{1}{2}(\nu_x + \nu_y) + \frac{1}{2}\sqrt{(\nu_x - \nu_y)^2 + 4\sigma_x^2}, \\ \xi_2 &= \frac{1}{2}(\nu_x + \nu_y) - \frac{1}{2}\sqrt{(\nu_x - \nu_y)^2 + 4\sigma_x^2}; \end{aligned}$$

wiemy, że

$$\nu_I > \xi_1, \quad \xi_1 > \nu_{II} > \xi_2, \quad \nu_{III} < \xi_2.$$

(Mathiessen „Grundzüge der aut. u. mod. Algebra“. Lipsk 1878 § 196).

a zatem dla

$$\mu = \frac{1}{3}, \frac{1}{4}, \frac{1}{5}, \frac{1}{6},$$

jest:

$$\frac{v_{\text{red}}^*}{v} = 1, 1,22, 1,34, 1,41.$$

Natomiast:

$$v_{\text{red}}^* = v(1 - 2\mu),$$

a więc dla

$$\mu = \frac{1}{3}, \frac{1}{4}, \frac{1}{5}, \frac{1}{6},$$

jest:

$$\frac{v_{\text{red}}^*}{v} = \frac{1}{3}, \frac{1}{2}, \frac{3}{5}, \frac{2}{3}.$$

Otóż porównanie tych rezultatów przemawia stanowczo przeciw panującemu zapatrywaniu na korzyść nowej hipotezy. Trudno bowiem wyobrazić sobie, aby wyteżenie materiału wskutek wszechstronnego jednostajnego ciągnięcia było mniejsze, niż przy ciągnięciu w jednym kierunku, a do takiego wniosku prowadzi zapatrywanie de Saint-Venanta.

X. Rozpatrywany dotychczas trójwymiarowy stan napięcia przytrafia się dość rzadko w zastosowaniach teorii wytrzymałości. (Zachodzi on np. w materiale zamkniętego naczynia, wytrzymującego ciśnienie cieczy lub gazu). O wiele częstszym jest przypadek dwuwymiarowego stanu napięcia o nateżeniach głównych v_1 i v_2 . Wtedy:

$$(9) \quad v_{\text{red}}^2 = v_1^2 + v_2^2 - 2\mu v_1 v_2,$$

$$(B) \quad v_{\text{red}}^* = v_1 - \mu v_2, \quad (|v_1| \geq |v_2|).$$

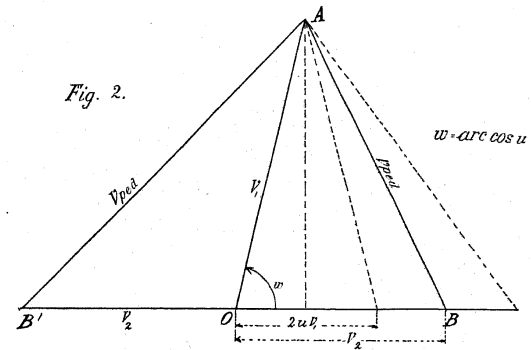
Równanie (9) prowadzi do bardzo prostej interpretacji geometrycznej (Fig. 2). Wykreślmy kąt AOB , którego dostawą jest μ i odetnijmy na jednym jego ramieniu $v_1 = \overline{OA}$, na drugim zaś $v_2 = \overline{OB}$, wtedy trzeci bok trójkąta AOB , t. j. $\overline{AB} = v_{\text{red}}$, jeżeli obadwa nateżenia v_1 i v_2 mają ten sam znak; w razie przeciwnym należy oczywiście jedno z nateżeń np. v_2 odciąć na przedłużeniu ramienia OB , a $v_{\text{red}} = \overline{AB'}$. Przyjmując stałe v_1 i zmieniając v_2 , widzimy, że

1-0 v_2 z m n i e j s z a wyteżenie tylko wtedy, gdy będąc tego samego znaku co v_1 , czyni zarazem zadość warunkowi $v_2 < 2\mu v_1$;

2-0 v_2 n i e w p ł y w a na wyteżenie, gdy $= 2\mu v_1$;

3-0 v_2 z w i ę k s z a wyteżenie zawsze, gdy ma znak przeciwny znakowi v_1 , przy tym samym zaś znaku wtedy, gdy $v_2 > 2\mu v_1$.

W porównaniu do tych wyników wyraża wzór (β) , iż v_2 zawsze zwiększa wyteżenie, gdy jest przeciwnego znaku niż v_1 , a zmniejsza przy znaku tym samym. To ostatnie jest również nieprawdopodobne, jak wynik uzyskany poprzednio.



W szczególności dla $v_1 = -v_2 = \sigma$ (samo ścinanie) jest:

$$v_{\text{red}} = \sigma\sqrt{2(1+\mu)}, \quad v_{\text{red}}^* = \sigma(1+\mu),$$

a zatem dla

$$\mu = \frac{1}{3}, \frac{1}{4}, \frac{1}{5}, \frac{1}{6},$$

$$\frac{v_{\text{red}}}{\sigma} = 1,63, 1,58, 1,55, 1,53,$$

$$\frac{v_{\text{red}}^*}{\sigma} = \frac{4}{3}, \frac{5}{4}, \frac{6}{5}, \frac{7}{6}.$$

Stosunek $v_{\text{red}} : \sigma$ jest zarazem stosunkiem t. zw. nateżeń dopuszczalnych przy ciągnięciu (względnie ciśnieniu) i ścinaniu ($v_{\text{dop}} : \sigma_{\text{dop}}$), a zatem nowa hipoteza wymaga mniejszego nateżenia dopuszczalnego przy samym ścinaniu niż dawna, co wydaje się zgodnym z doświadczeniem.

W innym szczególnym przypadku, t. j. gdy $\nu_1 = \nu_2$ jest:

$$\nu_{\text{red}} = \nu \sqrt{2(1-\mu)}, \quad \nu_{\text{red}}^* = \nu(1-\mu),$$

a więc dla

$$\mu = \frac{1}{3} \quad \frac{1}{4} \quad \frac{1}{5} \quad \frac{1}{6},$$

$$\frac{\nu_{\text{red}}}{\nu} = 1,16 \quad 1,22 \quad 1,26 \quad 1,29,$$

$$\frac{\nu_{\text{red}}^*}{\nu} = \frac{2}{3} \quad \frac{3}{4} \quad \frac{4}{5} \quad \frac{5}{6}.$$

Wedle nowej hipotezy jest zatem $\nu_{\text{red}} > \nu$, zaś wedle dawniejszej $\nu_{\text{red}} < \nu$, co podobnie, jak wyniki poprzednie na korzyść nowej hipotezy przemawia.

XI. Ze względu na potrzeby praktyki wypada jeszcze obliczyć ν_{red} dla dwuwymiarowego stanu napięcia, określonego składowymi ogólnymi ν_x, ν_y i σ . Podstawiając w równaniu (7) $\nu_z = 0, \sigma_x = \sigma_y = 0, \sigma_x = \sigma$, znajdziemy wzór:

$$(10) \quad \nu_{\text{red}}^2 = \nu_x^2 + \nu_y^2 - 2\mu\nu_x\nu_y + 2(1+\mu)\sigma^2,$$

z którego zarazem wynika prosta konstrukcja wykreslna do wyznaczenia ν_{red} (Fig. 3), jeżeli uwzględnimy związki

$$1 + \cos \omega = 2 \cos^2 \frac{\omega}{2},$$

czyli:

$$2(1+\mu) = \left(2 \cos \frac{\omega}{2}\right)^2.$$

Analogiczny wzór wyprowadza się z dawnej hipotezy, obliczając natężenia główne z równania (8), które z powodu, że $\nu_z = 0$ i $\sigma_x = \sigma_y = 0$ przekształca się na:

$$(\nu - \nu_x)(\nu - \nu_y) - \sigma^2 = 0$$

i wstawiając je w równanie (β). A zatem:

$$\nu_I = \frac{1}{2}(\nu_x + \nu_y) \pm \frac{1}{2} \sqrt{(\nu_x - \nu_y)^2 + 4\sigma^2},$$

$$\nu_{II} = \frac{1}{2}(\nu_x + \nu_y) \mp \frac{1}{2} \sqrt{(\nu_x - \nu_y)^2 + 4\sigma^2},$$

$$(\gamma) \quad \nu_{\text{red}}^* = \frac{1}{2}(1-\mu)(\nu_x + \nu_y) \pm \frac{1}{2}(1+\mu) \sqrt{(\nu_x - \nu_y)^2 + 4\sigma^2},$$

W myśl uwagi do równania (β) uwzględnia się ten znak drugiego wyrazu, który prowadzi do większej bezwzględnej wartości ν_{red}^* .

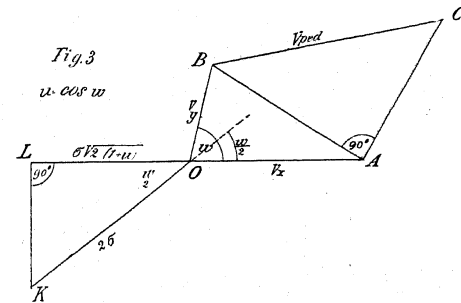
Gdy nadto i $\nu_y = 0$ (jak np. w skrajnych włóknach wału, narażonego na skręcenie i zgięcie), to

$$(11) \quad \nu_{\text{red}}^2 = \nu^2 + 2(1+\mu)\sigma^2,$$

zaś

$$(\delta) \quad \nu_{\text{red}}^* = \frac{1-\mu}{2}\nu \pm \frac{1+\mu}{2} \sqrt{\nu^2 + 4\sigma^2}.$$

Jak widać, odznaczają się nowe wzory większą prostotą i łatwością w zastosowaniu niż dawne.



Na zakończenie wimem zaznaczyć, iż po opracowaniu głównego pomysłu, rozwiniętego w niniejszej pracy, znalazłem w życiorysie Beltrami'ego, zamieszczonym w VI tomie „Wiadomości matematycznych“ (Warszawa 1902), między innymi krótki referat o pracy tego matematyka p. t.: „Sulle condizioni di resistenza dei corpi elastici“ (Rend. Ist. Lomb. ser. II. vol. XVIII. 1885) osnutej (jak wnoszę z owego referatu) na takim samym pomysle.

Dziwna zaprawdę rzecz, że w nowszej literaturze tego przedmiotu, którą starałem się poznać dokładnie przed napisaniem niniejszej rzeczy, nie napotkałem nigdzie śladu wymienionej rozprawy Beltrami'ego, mimo, że od czasów jego ziomka Castigliano'ego gra pojęcie pracy odkształcenia tak ważną rolę w zastosowaniach teorii sprężystości.

Kraków w październiku 1903 r.