

gdzie σ oznacza ciężar właściwy pola; t. j. $\sigma = dQ:(dx \cdot dy) = f(x, y)$. Jeżeli bryła lub pole jest jednostajnie ciężkie, to $\sigma = \text{stałe}$, i wypadnie z tych równań; z czego wnioskujemy, że położenie środka ciężkości bryły i pól jednostajnie ciężkich nie zależy od ciężaru właściwego; cośmy już zauważyli w przytoczonych przykładach, gdzie równania środków skracały się przez ρ_0 lub k_0 .

Są to wzory ogólne, które można stosować do wszystkich brył i pól wyrażonych równaniami w spólrzędnych prostokątnych.

Postępowanie to jednakże, które jest zupełnie ogólne, staje się dla brył lub pól prostszych zbyt zawile i daje się uprościć przez stosowanie do obliczeń szczególnych właściwości geometrycznych takiej bryły; — jakieśmy to czynili w przytoczonych przykładach.

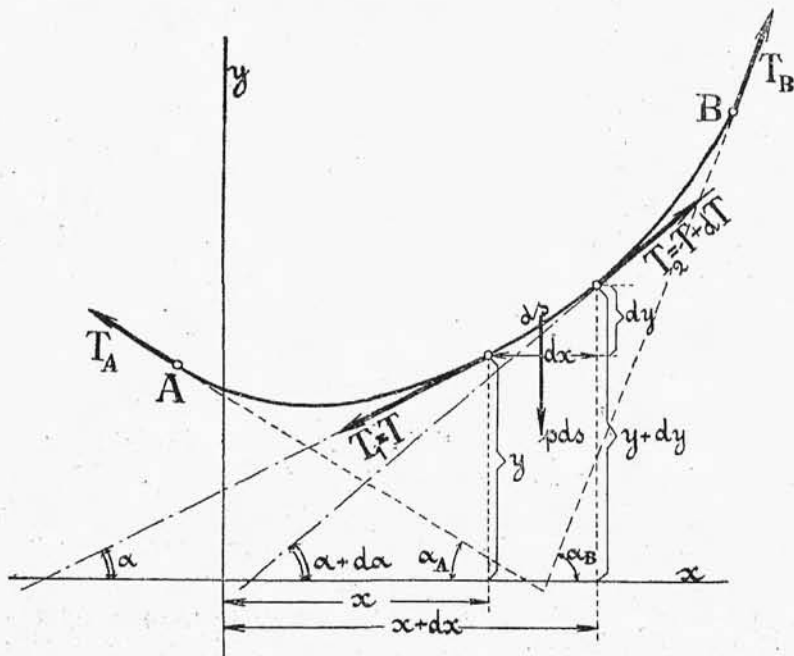
VI. Linie łańcuchowe.

86. Twierdzenie ogólne. Weźmy pod uwagę nić ciężką, którą umocowano w dwóch nieruchomych punktach. Gdy nić ta pod działaniem sił ciężenia pozostawać będzie w spoczynku, wtedy siły, działające na nią, będą w równowadze. Przyjmijmy w tych rozpatrywaniach, że nić jest nierozciągalna i zupełnie giętka. Nierozciągalność nici ujawnia się w ten sposób, iż pod działaniem sił w kierunku nici, nie zmieni ona swej długości; giętkość zaś wyraża się w ten sposób, iż moment, potrzebny do zgięcia tej nici w jakimkolwiek jej punkcie, równa się zeru. Dotychczas stosowaliśmy twierdzenia równowagi sił do układów punktów niezmiennych, t. j. do brył sztywnych; omawiana zaś tutaj nić przedstawia układ materialny punktów, który stosownie do określenia jest niezmiennym tylko pod względem rozciągalności; dla innych zaś odkształceń układ ten jest zmienny.

W celu zastosowania do tego przykładu znanych już warunków równowagi, sprowadzimy ten układ zmienny do układu niezmiennego, przyjmąwszy, iż nić dana składa się z cząstek nieskończenie małych i sztywnych i że cząstki te są połączone między sobą przegubowo; nić więc taką wyobrazić sobie możemy w postaci łańcucha o nieskończenie małych ogniwach; które obracać się mogą w przegubach bez tarcia.

Rys. 111-ty przedstawia nić ciężką, giętą, zawieszoną swobodnie w dwóch punktach A i B . Ażeby obliczyć postać geometryczną, jaką przybierze ta nić pod działaniem swego ciężaru, oraz naprężenia, jakie występują w różnych jej przekrojach, wyobraźmy sobie, żeśmy cząstkę tej nici o długości nieskończenie małej odcięli; ażeby zaś niezmiennie stanu równowagi tej cząstki, w jakim znajdowała się przed jej odcięciem, przyczepimy do jej końców siły T_1 i T_2 stycznie do krzywej, jaką

ić tworzy. Na cząstkę przeto ds działać będą trzy siły: T_1 , T_2 i $p \cdot ds$, gdzie p oznacza ciężar jej jednostki długości nici; siły te są w równowadze; warunki równowagi wyrazimy równaniami rzutów. W tym celu



Rys. 111.

rzeprowadźmy osi x i y ; oznaczmy współrzędne jednego końca literami x i y ; literami zaś $(x + dx)$ i $(y + dy)$ drugiego jej końca; siłę T_1 literą T siłę T_2 literą $(T + dT)$; kąty nachylenia tych sił względem osi x literami α i $(\alpha + d\alpha)$. Równania zatem równowagi tych sił są następujące:

$$(T + dT) \cdot \cos(\alpha + d\alpha) - T \cdot \cos \alpha = 0;$$

to rzuty na oś x ; następnie

$$(T + dT) \cdot \sin(\alpha + d\alpha) - T \cdot \sin \alpha - p \cdot ds = 0,$$

to rzuty na oś y .

Równania te przedstawiają zupełne różniczki funkcji dwóch zmiennych; mogą więc być napisane w postaci następującej:

$$1) \quad d(T \cdot \cos \alpha) = 0; \quad \text{oraz} \quad 2) \quad d(T \cdot \sin \alpha) = p \cdot ds.$$

Równania te scałkujemy w granicach, wyznaczonych przez punkty zaieszenia A i B , i otrzymamy:

$$1) \quad T_B \cdot \cos \alpha_B - T_A \cdot \cos \alpha_A = 0, \quad \text{oraz}$$

$$2) \quad T_B \cdot \sin \alpha_B - T_A \cdot \sin \alpha_A = \int_A^B p \cdot ds;$$

w których T_B i T_A oznaczają siły zawieszenia nici w punktach A i B ; α_A i α_B zaś kąty, jakie one tworzą z osią x . Gdy zważymy, że punkty A i B mogą być obrane w dowolnych miejscach nici i że wyraz $\int_A^B p \cdot ds$

jest ciężarem nici, pomiędzy punktami zawieszenia; wtedy dla powyższych równań znajdziemy następujące statyczne znaczenie:

1) równanie 1-sze mówi, że poziome rzuty sił, naprężających nić w punktach zawieszenia, są sobie równe; równanie zaś drugie, że rzuty ich pionowe są równe ciężarowi nici, zawartej pomiędzy punktami zawieszenia.

2) obydwa te równania, wykazujące zależność pomiędzy siłami T_A , T_B i $\int p \cdot ds$, wyrażają ich równowagę w sposób, jak gdyby część nici, zawarta pomiędzy punktami A i B , stanowiła niezmienny układ punktów.

I rzeczywiście, jeżeli, po przyjęciu przez nić stanu równowagi, przyjmiemy ją za sztywną, to przez to w niczem nie zmienimy danego układu i możemy stosować do niego warunki równowagi sił, działających na układ niezmienny; a wtedy bezpośrednio napiszemy powyższe równania równowagi. Wniosek ten daje się uogólnić i wypowiedzieć w sposób następujący:

Jeżeli siły, przyłożone do jakiegokolwiek układu punktów, zatem i do zmiennego, są w równowadze, to nie naruszamy tej równowagi, gdy rozpatrywać go będziemy, jako układ niezmienny.

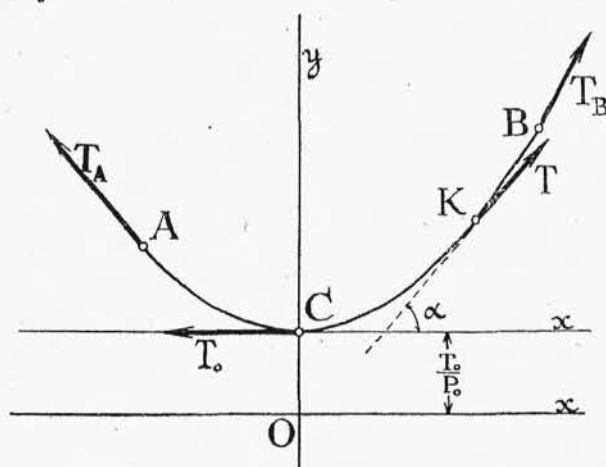
Jest to uogólnienie, mające szerokie zastosowanie w różnych działach mechaniki i fizyki ze względu na ułatwienie, jakie wprowadza ono do rozpatrywań równowagi sił, działających na układy zmienne. Zasada ta jest znaną w fizyce pod nazwą zasady Stevina i jest również stosowaną pod nazwą zasady zeszywnienia układów.

87. Równanie linii łańcuchowej. Zadanie niniejsze polega na obliczeniu równania krzywej, jaką przedstawia nić, zawieszona swobodnie na dwóch punktach, gdy ciężar jej jest jednostajny.

W celu rozwiązania tego zadania możemy skorzystać bezpośrednio z równań ogólnych, wyżej wyprowadzonych, lub też, możemy rozwiązać je na podstawie wniosku o chwilowej sztywności układu zmiennego; z tych dwóch sposobów zastosujemy w danym razie ten drugi.

Niść nierozciągliwa i giętka, umocowana w płaszczyźnie pionowej w dwóch punktach A i B , przyjmie pod wpływem swego ciężaru pewną postać geometryczną, rys. 112-ty. W celu uproszczenia rachunku oś współrzędnych x obieramy poziomo, oś y pionowo, i przeprowadzamy ją przez punkt najniższy krzywej łańcuchowej. Długość nici od A do B

oznaczamy literą l ; ciężar jej literą $Q = pl$; siły, które należy przyłożyć do końców nici w punktach jej zawieszeń, oznaczamy przez



Rys. 112.

T_A i T_B . Przetnijmy daną nić w dwóch miejscach, w miejscu najniższym C i w drugim dowolnym miejscu K . Siły, jakie wypadnie przyłożyć do tych końców, ażeby nić pozostawała nadal w pierwotnem położeniu, oznaczamy przez T_0 i T , długość zaś CK przez s ; a więc ciężar jej będzie $Q = \int_c^k p \cdot ds$.

Gdy nić jest w równowadze, uważamy ją za układ sztywny, a więc siły T_0 , T i Q powinny być w równowadze, co wyrazimy równaniami

$$T \cdot \cos \alpha - T_0 = 0; \text{ oraz } T \cdot \sin \alpha - p \cdot s = 0.$$

Rugując z tych równań T , co uskuteczniamy, dzieląc drugie równanie przez pierwsze, otrzymamy $\operatorname{tg} \alpha = \frac{p}{T_0} s$.

Ponieważ $\operatorname{tg} \alpha = \frac{dy}{dx}$, przeto

$$1) \quad \frac{dy}{dx} = \left(\frac{p}{T_0} \right) \cdot s.$$

Pomiędzy zmiennymi x , y i s zachodzi jeszcze zależność

$$2) \quad dx^2 + dy^2 = ds^2.$$

Jeżeli z tych dwóch równań wyrugujemy s , otrzymamy jedno równanie, wykazujące zależność pomiędzy x i y , i ono będzie równaniem szukanej krzywej. W tym celu w pierwszym równaniu należy wprowadzić zamiast s pochodną ds , do czego dojdziemy, różniczkując je po dłużej x , a wtedy otrzymamy równania następujące:

$$1) \quad \frac{d^2y}{dx^2} = \left(\frac{p}{T_0} \right) \frac{ds}{dx}, \text{ oraz:}$$

$$2) \quad ds = \sqrt{dx^2 + dy^2}.$$

Po wyrugowaniu z nich ds , otrzymujemy równanie, w którym są tylko pochodne dwóch zmiennych x i y

$$\frac{d^2y}{dx^2} = \left(\frac{p}{T_0}\right) \sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^2};$$

jest to równanie różniczkowe drugiego rzędu, przedstawiające linię, nazywaną łańcuchową. W celu scałkowania tego równania przekształcamy je na równanie różniczkowe rzędu pierwszego; podstawiając

$$\frac{dy}{dx} = z, \text{ a więc } \frac{d^2y}{dx^2} = \frac{dz}{dx}; \text{ otrzymamy przeto:}$$

$$\frac{dz}{dx} = \frac{p}{T_0} \sqrt{1 + z^2};$$

skąd, po podzieleniu przez $\sqrt{1 + z^2}$ i pomnożeniu przez dx , otrzymamy:

$$\frac{dz}{\sqrt{1 + z^2}} = \left(\frac{p}{T_0}\right) dx.$$

Całkując obydwie strony tego równania, otrzymamy:

$$\ln(z + \sqrt{1 + z^2}) = \left(\frac{p}{T_0}\right) x + C_1.$$

Stałą C_1 określimy przyjmując oś x równoległą do stycznej w najniższym punkcie szukanej krzywej, a wtedy dla:

$$x = 0; \operatorname{tg} \alpha = 0; z = 0;$$

po podstawieniu tych wartości w równanie powyższe, otrzymamy:

$\ln(0 + \sqrt{1 + 0}) = 0 + C_1$; inaczej $\ln 1 = C_1$ skąd $C_1 = 0$; równanie więc powyższe przyjmie postać:

$$\ln(z + \sqrt{1 + z^2}) = \left(\frac{p}{T_0}\right) x; \text{ a po zmianie na funkcję wykładniczą:}$$

$$e^{\frac{p}{T_0} x} = z + \sqrt{1 + z^2}.$$

W celu obliczenia z tego równania wartości z , należy pozbyć się pierwiastku; co też uczynimy, postawiwszy go na jednej stronie równania, t. j.:

$$e^{\frac{p}{T_0} x} - z = \sqrt{1 + z^2};$$

następnie podnosząc je do drugiej potęgi, i po wykonaniu odpowiednich skrótów, i rozwiązaniu względem z , otrzymamy:

$$z = \frac{e^{\frac{2p}{T_0} x} - 1}{2e^{\frac{p}{T_0} x}}; \text{ lub } z = \frac{1}{2} \left[e^{\frac{p}{T_0} x} - e^{-\frac{p}{T_0} x} \right].$$

Ponieważ: $z = \frac{dy}{dx}$, przeto po podstawieniu napiszemy:

$$dy = \frac{1}{2} \left[e^{\frac{p}{T_0} x} - e^{-\frac{p}{T_0} x} \right] dx.$$

W celu scałkowania podstawiamy: $\frac{p}{T_0} x = u$, i otrzymujemy:

$$dy = \frac{1}{2} \cdot \frac{T_0}{p} [e^u - e^{-u}] du; \text{ skąd bezpośrednio}$$

$$y = \frac{1}{2} \cdot \frac{T_0}{p} [e^u + e^{-u}] + C_2;$$

a po powrotnem podstawieniu:

$$y = \frac{1}{2} \cdot \frac{T_0}{p} \left[e^{\frac{p}{T_0} x} + e^{-\frac{p}{T_0} x} \right] + C_2.$$

Wartość C_2 obliczymy, przyjmując $x = 0$, i $y = \frac{T_0}{p}$, a wtedy $C_2 = 0$, i równanie krzywej przyjmie postać:

$$y = \frac{1}{2} \cdot \frac{T_0}{p} \left[e^{\frac{p}{T_0} x} + e^{-\frac{p}{T_0} x} \right] \dots \dots \dots (54)$$

88. Krzywa mostów wiszących. W danem zadaniu przyjmujemy, że siły, działające na nią nie są proporcjonalne do jej długości, lecz są proporcjonalne do ciężaru mostu i obciążenia jego, t. j. są proporcjonalne do długości poziomej; w tym przypadku ciężar dQ jest proporcjonalny do dx , — nie do ds , czyli: $\frac{dQ}{dx} = p = \text{stała}$.

Równania równowagi, gdy T oznacza naprężenie nici w dowolnem jej miejscu, T_0 zaś w miejscu, w którym styczna do nici jest poziomą, rys. 112-ty, są następujące:

$$\begin{aligned} T \cdot \cos \alpha - T_0 &= 0, \\ T \cdot \sin \alpha - p \cdot x &= 0. \end{aligned}$$

Rugując T i podstawiając $\operatorname{tg} \alpha = \frac{dy}{dx}$, otrzymamy:

$$\frac{dy}{dx} = \frac{p}{T_0} x.$$

Po scałkowaniu w granicach od zera do x , otrzymamy równanie krzywej:

$$y = \frac{1}{2} \cdot \frac{p}{T_0} x^2.$$

Postać krzywej zatem, jaką przyjmuje nić, swobodnie zawieszona i obciążona jednostajnie na poziomej długości, — jest parabolą.

Wynik ten będzie zgodny z rzeczywistością, gdy pominiemy ciężar samego łańcucha i jego wiązań z pomostami, i gdy następnie nieuwzględnimy tarcia pomiędzy ogniwami łańcucha. Ponieważ te warunki w praktyce nie są wykonalne, przeto i krzywa, wyznaczona przez powyższe równanie, jest tylko przybliżonym obrazem krzywej rzeczywistej.

Z wyprowadzonego równania możemy obliczyć T_0 , gdy dane będą warunki zawieszenia łańcucha; np. dla: $x = a$, oraz dla $y = h$, rys. 113-ty, otrzymamy po podstawieniu równanie:

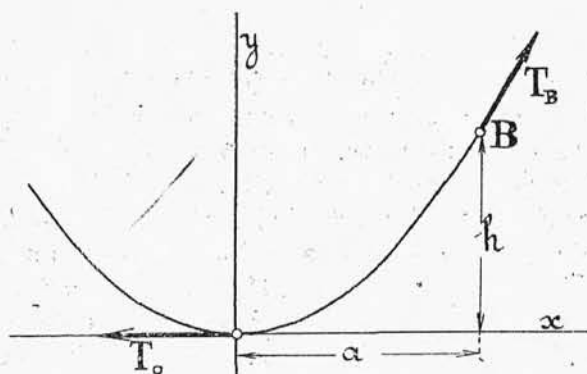
$$h = \frac{1}{2} \cdot \frac{p}{T_0} a^2, \text{ skąd } T_0 = \left(\frac{p}{h} \right) \frac{a^2}{2};$$

z równania tego obliczymy siłę naprężającą łańcuch w punkcie najniższym, gdy dany jest ciężar i rozpiętość mostu oraz wysokość zawieszenia.

Możemy również równanie paraboli wyrazić przez współrzędne punktów zawieszenia, podstawiając obliczoną wartość T_0 w równanie krzywej; otrzymamy wtedy:

$$y = \frac{s}{2} h \frac{2}{a^2} x^2; \text{ lub inaczej } y = \frac{h}{a^2} x^2.$$

Jasnym jest, że dla obliczenia T_0 niekoniecznie muszą być dane l i h , mogą również być dane i inne warunki.



Rys. 113.