

## MECÁNICA RACIONAL

— 83 —

### SEGUNDA PARTE

DE LOS SISTEMAS MATERIALES

(Continuación)

### CAPÍTULO X

EQUILIBRIO SÓLIDO.—PRESIONES Y TENSIONES.—POLÍGONOS  
Y CURVAS FUNICULARES

Es generalmente imposible determinar el movimiento de un cuerpo, cuando se conocen solo las fuerzas exteriores, porque no se conocen las fuerzas interiores o acciones moleculares. Sin embargo, la observación nos indica que los cuerpos de la naturaleza son susceptibles de tomar ciertos movimientos perfectamente definidos: así, por ejemplo, todos los cuerpos son susceptibles de quedar en reposo, bajo la acción de fuerzas exteriores

convenientes; algunos, como las piezas ríjidas de una máquina o los líquidos en equilibrio relativo, se mueven en el espacio como sólidos invariables; otros son equivalentes, a cada instante, a un mismo sólido invariable, a pesar de los movimientos interiores de las moléculas.

Sea lo que fuera, se pueden aprovechar estos resultados de observacion para resolver el problema siguiente: conociendo, de antemano, la naturaleza del movimiento de un cuerpo ¿cuáles son las condiciones a que deben satisfacer las fuerzas exteriores i cuáles son las presiones i tensiones que estas fuerzas enjendran en el interior del cuerpo?

### *Definicion de la densidad*

Sea  $M$  un punto situado en el interior de un cuerpo; consideremos, al rededor de  $M$ , un volúmen infinitamente pequeño de materia; la razon entre la masa del punto material así obtenido i su volúmen debe tender hácia un límite determinado, cuando el volúmen tiende hácia cero; este límite se llama *densidad* del cuerpo en el punto  $M$ .

Para que esta definicion sea rigurosa e independiente de las hipótesis aceptadas jeneralmente sobre la constitucion interna de los cuerpos, basta considerar los intervalos vacíos, que probablemente separan las moléculas, como infinitamente pequeños respecto del volúmen del punto material considerado.

Segun esto, cuando se desprecian infinitamente pequeños de orden superior a los que se conservan, la masa de un volúmen infinitamente pequeño de materia es igual al producto del volúmen por la densidad del cuerpo en el punto considerado; además, en el mismo orden de aproximacion, la materia contenida en el volúmen considerado, puede ser considerada como continua i homogénea.

### *Equilibrio sólido*

Se dice que un cuerpo está en *equilibrio sólido* cuando los puntos materiales que lo constituyen conservan distancias reci-

procas invariables. El equilibrio es *absoluto* cuando el cuerpo está en reposo.

Un cuerpo en equilibrio sólido se mueve evidentemente, en el espacio, como un sólido invariable, luego su movimiento es enteramente definido en función de las fuerzas exteriores. Recíprocamente, si se conoce el movimiento del cuerpo, las fuerzas exteriores deben satisfacer a las *seis* ecuaciones establecidas en el caso del sólido invariable.

### *Presiones i tensiones que soportan los cuerpos en equilibrio sólido*

Por definición, los puntos materiales, que constituyen un cuerpo en equilibrio sólido, conservan distancias recíprocas invariables, luego podemos concebir que estos puntos están ligados unos con otros por medio de *barras hipotéticas* de longitud invariable. Esto equivale a sustituir al cuerpo, el sólido invariable equivalente.

Las barras hipotéticas de este sólido invariable, como las barras de un sistema articulado indeformable, soportan presiones i tensiones, en relación con las fuerzas exteriores que obran sobre el cuerpo i en relación también con la naturaleza del movimiento del cuerpo en el espacio; son estas presiones i tensiones que se trata de determinar.

Es bien evidente que las acciones moleculares son las que mantienen los puntos a distancias invariables unos de otros; pero las presiones i tensiones, definidas más arriba, no tienen relación ninguna con las acciones moleculares; así, por ejemplo, las presiones i tensiones de las barras hipotéticas son nulas cuando el cuerpo considerado está en reposo i sustraído a la acción de fuerzas exteriores, mientras tanto, las acciones moleculares obran constantemente entre los puntos del cuerpo considerado.

La experiencia demuestra que las fuerzas exteriores deforman siempre los cuerpos, pero esta deformación es una función de las fuerzas exteriores i de las dimensiones del cuerpo; se comprende así que, experimentalmente, se pueda calcular, de antemano, las dimensiones de un cuerpo, para que su deforma-

cion sea comprendida entre ciertos límites determinados, cuando las fuerzas exteriores son dadas.

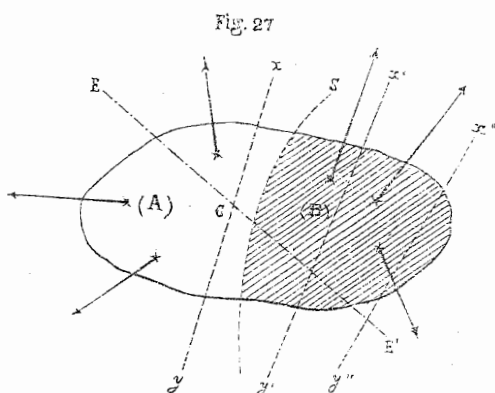
Este es el objeto principal de la ciencia de aplicacion llamada *resistencia de materiales*.

Aquí supondremos simplemente que un cuerpo está ya en equilibrio sólido i trataremos de determinar cuáles son las presiones i tensiones que soportan las barras hipotéticas del sólido invariable equivalente.

Esta determinacion puede concretarse al caso del *equilibrio absoluto*; en efecto, el movimiento de un cuerpo, en equilibrio sólido, es enteramente definido, cuando se conocen las fuerzas exteriores, puesto que el cuerpo se mueve como un sólido invariable; se conocen, por consiguiente, las fuerzas de inercia de todos los puntos i basta agregar estas últimas fuerzas a las fuerzas exteriores para pasar, del caso jeneral del equilibrio sólido,

al caso del equilibrio absoluto.

Consideremos, pues, un cuerpo en reposo, bajo la accion de algunas fuerzas exteriores; sustituyamos a este cuerpo el sólido invariable equivalente i supongamos que se



corten todas las barras hipotéticas que atraviesan una superficie  $S$  (fig. 27); si la superficie  $S$  divide el cuerpo en dos partes  $(A)$  i  $(B)$ , se podrá mantener una cualquiera de ellas,  $(A)$  por ejemplo, en equilibrio, si se aplica a cada barra cortada una fuerza igual a la presion o a la tension que esta barra soportaba por efecto de la presencia de  $(B)$ .

El conjunto de estas presiones i tensiones debe por consi-

guiente satisfacer a *seis condiciones*, las cuales espresan que el sólido ( $A$ ) está en equilibrio bajo la acción de las fuerzas exteriores que obran directamente sobre él i bajo la acción de las presiones i tensiones de las barras cortadas.

Como las fuerzas exteriores que obran directamente sobre ( $B$ ) hacen equilibrio a las que obran sobre ( $A$ ), el sistema de las presiones i tensiones que ( $B$ ) ejercita sobre ( $A$ ) al través de la superficie  $S$ , es equivalente al sistema de las fuerzas exteriores que obran directamente sobre ( $B$ ).

Se ve que el sistema mas sencillo equivalente a las presiones i tensiones que atraviesan una sección  $S$  depende solo de la situación respectiva de la sección i de los puntos de aplicación de las fuerzas exteriores; así, en la figura 27, las presiones i tensiones que atraviesan la sección plana  $xy$  son equivalentes a las que atraviesan la sección  $S$ ; mientras tanto, la sección  $x'y'$  es atravesada por un sistema distinto de presiones i tensiones porque las fuerzas exteriores que obran a un lado i otro de  $x'y'$  son distintas de las que obran a un lado i otro de  $xy$ . La sección  $x''y''$ , por ejemplo, deja a un lado una porción del cuerpo que no está sometida a ninguna fuerza exterior, luego el sistema de las presiones i tensiones que atraviesan esta sección es equivalente a cero.

### Definiciones

Sea (fig. 27)  $EE'$  el eje central del sistema de las fuerzas que obran a un lado de la sección plana  $xy$ , el punto  $C$  en que este eje central corta el plano  $xy$  se llama *centro de presión* de la sección  $xy$ .

Sea  $R$  la resultante de traslación i  $G$  el eje del par resultante de las fuerzas consideradas en un punto del eje central; la proyección de  $R$  sobre la normal a  $xy$  se llama *presión* o *tensión normal* i la proyección de  $R$  sobre  $xy$  es el *esfuerzo constante*; la proyección de  $G$  sobre la normal a  $xy$  es el eje del par de *torsión* i su proyección sobre  $xy$ , el eje del par de *flexión*.

## SISTEMAS ARTICULADOS

*Polígono de Varignon*

Dos cuerpos, articulados entre sí, tienen un punto geométrico comun; este punto se llama *centro de articulacion*. Si uno cualquiera de los dos cuerpos es fijo, el único movimiento que puede tomar el otro es una rotacion al rededor del centro de articulacion.

Segun esta definicion, la accion de cada cuerpo sobre el otro es equivalente a la accion de una fuerza, aplicada en el centro de articulacion i un cuerpo, articulado con varios otros, puede ser considerado como libre, si en los centros de articulacion se aplican fuerzas convenientes.

Consideremos una sucesion de cuerpos articulados entre sí; supongamos que cada centro de articulacion reuna solo dos cuerpos i que las fuerzas exteriores obren indistintamente sobre los cuerpos i los centros de articulacion; se trata de buscar las condiciones de equilibrio de este sistema articulado.

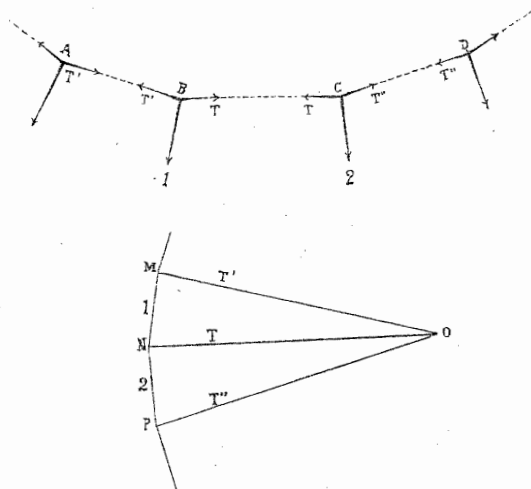
Supongamos el sistema en equilibrio: cada uno de los cuerpos articulados que lo constituyen tiene la facultad de poder jirar al rededor de la recta que une sus dos centros de articulacion; luego, como el equilibrio existe, por hipótesis, es necesario, en primer lugar, que las fuerzas exteriores que obran separadamente sobre cada cuerpo sean equivalentes a dos fuerzas, aplicadas en los centros de articulacion correspondientes.

Es una primera condicion necesaria; ahora el equilibrio del sistema articulado no será alterado si se reemplaza cada cuerpo por dos fuerzas convenientes, aplicadas en sus dos articulaciones i por una ligazon cualquiera que obligue estos puntos a conservar una distancia invariable.

Sean entónces  $A, B, C, D$  (fig. 28) algunos de los centros de articulacion; estos puntos pueden ser considerados ahora como sometidos a fuerzas exteriores determinadas; ademas, sus distancias consecutivas deben permanecer invariables. La ligazon, que obliga los dos puntos  $A$  i  $B$  a conservar una distancia invariable, es equivalente a la accion de dos fuerzas, aplicadas en  $A$  i  $B$ , dirigidas segun  $AB$ , iguales i de sentido opuesto; sea  $T'$  la

intensidad comun de estas fuerzas; sean tambien  $T'$  i  $T''$  las fuerzas de ligazon que mantienen invariables las distancias  $BC$ ,  $CD$ . Cada centro de articulacion es ahora sometido a la accion de tres fuerzas: el punto  $B$ , por ejemplo, es sometido a las fuerzas de ligazon  $T'$   $T$  i a una fuerza exterior  $1$ .

Fig. 28



Como este punto está, por hipótesis, en reposo, las tres fuerzas  $T$ ,  $T'$ ,  $1$  deben estar en un mismo plano i hacerse equilibrio. Tracemos, por un punto cualquiera,  $M$ , un vector igual a la fuerza  $1$  i, por los puntos  $M$  i  $N$ , dos rectas respectivamente paralelas a  $T'$  i  $T$ ; estas dos rectas se cortarán en un punto  $O$  i las fuerzas  $T'$  i  $T$  serán representadas precisamente por los vectores  $OM$  i  $NO$ . Sea ahora  $NP$  otro vector igual a la fuerza  $2$ ; como el punto  $C$  está tambien en reposo, la fuerza  $T''$  deberá ser representada por el vector  $PO$  i así en seguida.

El polígono  $MNP\dots$  se llama *polígono de las fuerzas*; el punto  $O$  es su polo i las rectas  $OM$ ,  $ON$ ,  $OP\dots$  los *radios polares*; el polígono articulado  $ABCD\dots$ , en equilibrio, se llama *polígono de Varignon* en recuerdo del autor de esta teoría.

Llegamos, por consiguiente, al siguiente resultado: los lados

del polígono de Varignon son respectivamente paralelos a los radios polares correspondientes del polígono de las fuerzas.

A un lado como  $BC$ , comprendido entre las fuerzas 1 i 2, corresponde el radio polar  $ON$  que pasa por la interseccion de los lados 1 i 2 del polígono de las fuerzas.

Una vez construido el polígono de las fuerzas, la direccion de los radios polares depende únicamente de la posicion del polo.

Supongamos que las dos estremidades de un polígono articulado deban coincidir con dos puntos dados; su forma de equilibrio será enteramente determinada; en efecto, elejimos arbitrariamente la situacion del polo i sean  $x, y, z$  sus coordenadas; a esta posicion del polo corresponderá un polígono de Varignon i, si su primer vértice coincide con uno de los puntos dados, su último vértice será enteramente determinado; luego las coordenadas  $\xi, \eta, \zeta$  de este último vértice satisfacen a ecuaciones de la forma

$$\xi = f_1(x, y, z)$$

$$\eta = f_2(x, y, z)$$

$$\zeta = f_3(x, y, z)$$

Para que el último vértice pase por un punto determinado, de coordenadas  $\xi_0, \eta_0, \zeta_0$ , es necesario que las coordenadas del polo satisfagan a las ecuaciones

$$f_1(x, y, z) = \xi_0$$

$$f_2(x, y, z) = \eta_0$$

$$f_3(x, y, z) = \zeta_0$$

Son tres ecuaciones entre tres incógnitos, luego la posicion del polo es enteramente determinada, como asimismo la forma correspondiente del polígono de Varignon. Las funciones  $f_1, f_2, f_3$ , dependen de los datos particulares del problema; se comprende que en algunos casos el problema no tendrá solucion real i que, en otros, habrán varias soluciones distintas; sin embargo, éstas estarán siempre en número finito.

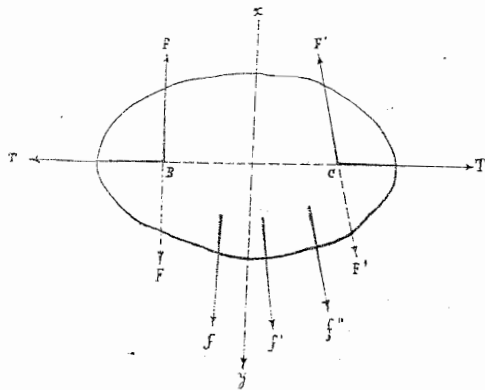


*Presiones i tensiones de los cuerpos del sistema articulado*

Consideremos (fig. 29) el cuerpo, cuyos centros de articulación son los puntos  $B$  i  $C$  de la figura (28); sean,  $f, f', f''$  las fuerzas exteriores directamente aplicadas sobre este cuerpo;  $F$  i  $F'$  dos fuerzas equivalentes a estas últimas i aplicadas en  $B$  i  $C$ . El equilibrio del cuerpo no será alterado, ni las presiones i tensiones modificadas, si, en los puntos  $B$  i  $C$ , se aplican las fuerzas  $F, -F$  i  $F', -F'$ .

La fuerza  $F$ , con la fuerza directamente aplicada en el centro de articulación  $B$  i la fuerza análoga a  $F$ , relativa al otro cuerpo articulado en  $B$ , dan la resultante  $r$  de la figura

Fig. 29



28; el punto  $B$  está sometido a la acción de esta resultante  $r$  de la ligazón  $T'$  que la obliga a quedar a distancia invariable de  $A$  (fig. 28); estas dos fuerzas son equilibradas por la fuerza  $T$ , dirigida desde  $B$  hacia  $C$ , luego la reacción de la articulación  $B$  sobre el cuerpo, i la fuerza  $F$  se componen en una fuerza dirigida según  $BC$ , en el sentido de  $C$  hacia  $B$ . Del mismo modo, la reacción de la articulación  $C$  sobre el cuerpo i la fuerza  $F'$  se componen en una fuerza igual i de sentido opuesto a  $T$ . Finalmente, el cuerpo articulado puede ser considerado como si estuviera libre, bajo la acción de las fuerzas  $f, f', f'', -F, -F'$  i las dos reacciones  $T$ . Las presiones i tensiones que atraviesan

una sección plana cualquiera  $x, y$  se obtendrán, por consiguiente, como se ha indicado mas arriba.

Si no hubieran fuerzas exteriores, aplicadas directamente sobre el cuerpo, éste estaria solo sometido a la acción de las dos reacciones  $T$ , las cuales corresponden, en la figura (29), a una tensión del cuerpo; las presiones i tensiones que atraviesan todas las secciones hechas entre  $B$  i  $C$  son entonces equivalentes a una misma tensión resultante  $T$  i los centros de presión estan todos situados sobre la recta  $BC$ .

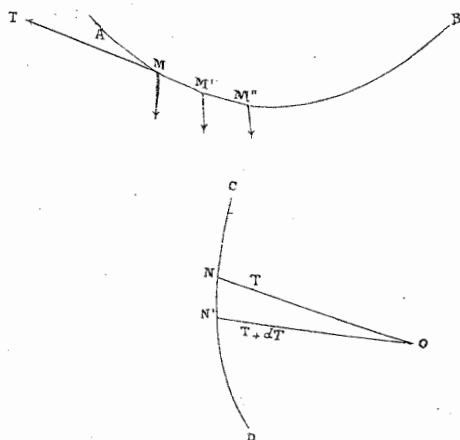
Prácticamente el cuerpo  $BC$  podría ser, en el caso considerado, un cuerpo flexible e inextensible como un alambre, una cuerda o un hilo; de ahí el nombre de *polígono funicular* adoptado tambien para designar la forma de equilibrio de un polígono articulado.

### Curvas funiculares

Se llama *curva funicular* la forma de equilibrio de un hilo

homojéneo e inextensible cuyos elementos estan sometidos a fuerzas exteriores infinitamente pequeñas. Este hilo en equilibrio puede ser considerado como un sistema articulado, cuyos centros de articulación estan situados a una distancia infinitamente

Fig. 30



pequeña  $ds$  unos de otros. Las fuerzas exteriores que obran sobre cada elemento  $ds$  son equivalentes a dos fuerzas aplicadas

en los centros de articulación correspondientes, de tal manera que cada elemento se puede reemplazar por una ligazon cualquiera, equivalente a la condicion que la distancia  $ds$  de los puntos de articulación consecutivos quede invariable i por dos fuerzas aplicadas en los centros de articulación.

Sean, (fig. 30),  $MM'$  i  $M'M''$  dos elementos consecutivos de la curva funicular,  $ds$  su longitud comun,  $\rho$  la masa de la unidad de longitud del hilo; la masa de cada elemento  $ds$  será  $\rho ds$ .

Sea  $\gamma$  la aceleracion que un punto material, situado en  $M$ , recibiria por efecto de las fuerzas exteriores; la fuerza que obrará en el centro de articulación  $M'$  será  $\rho\gamma ds$ .

El polígono de las fuerzas será una curva continua  $CD$ ; ésta se llama *curva de las fuerzas*; sea  $O$  el polo i  $ON$ ,  $ON'$  los radios polares, respectivamente paralelos a  $MM'$  i  $M'M''$ ; en el triángulo  $NON'$  el lado  $NN'$  es igual a la fuerza  $\rho\gamma ds$  i los lados  $ON$ ,  $N'O$  representan las tensiones de los lados  $M'M$  i  $M'M''$  del polígono funicular; sean  $T$  i  $T+dT$  estas tensiones, se tendrá

$$T+dT = T + \rho\gamma ds$$

En el límite, la tanjente en un punto de la curva funicular será paralela al radio polar del punto conjugado de la curva de las fuerzas i la tanjente en un punto de las fuerzas será paralela a la línea de acción de la fuerza que obra en el punto conjugado de la curva funicular.

Estas propiedades jeométricas son análogas a los que ligas la trayectoria de un punto a la curva de las fuerzas, luego, las propiedades jeométricas de las trayectorias se aplican directamente a las curvas funiculares.

Así, por ejemplo, *si la curva de las fuerzas es plana, la trayectoria es plana i reciprocamente.*

### *Ecuaciones diferenciales de las curvas funiculares*

Consideremos un sistema de tres ejes rectangulares cuyo origen es el polo  $O$ ; sean  $x, y, z$  las coordenadas de un punto  $M$

de la curva funicular i  $\xi, \eta, \zeta$  las coordenadas del punto conjugado  $N$  de la curva de las fuerzas,  $T$  la tension en el punto considerado i  $\gamma_x, \gamma_y, \gamma_z$  las proyecciones de  $\gamma$  sobre los tres ejes.

Escribamos que el radio polar  $ON$  es paralelo a la tangente en  $M$  a la curva funicular e igual a la tension  $T$ , tendremos

$$(1) \quad \left. \begin{aligned} \xi &= -T \frac{dx}{ds} \\ \eta &= -T \frac{dy}{ds} \\ \zeta &= -T \frac{dz}{ds} \end{aligned} \right\}$$

Se ha adoptado el signo ménos para indicar que la tension en  $M$  es una fuerza de sentido opuesto a  $ds$ .

Ahora, el elemento  $NN'$  de la curva de las fuerzas es igual a  $\rho \gamma ds$  luego

$$(2) \quad \left. \begin{aligned} d\xi &= \rho \gamma_x ds \\ d\eta &= \rho \gamma_y ds \\ d\zeta &= \rho \gamma_z ds \end{aligned} \right\}$$

De las ecuaciones (1) i (2) se deduce inmediatamente

$$(3) \quad \left. \begin{aligned} d \left( T \frac{dx}{ds} \right) + \rho \gamma_x ds &= 0 \\ d \left( T \frac{dy}{ds} \right) + \rho \gamma_y ds &= 0 \\ d \left( T \frac{dz}{ds} \right) + \rho \gamma_z ds &= 0 \end{aligned} \right\}$$

Son tres ecuaciones entre los elementos que definen la curva funicular, las cantidades dadas  $\gamma_x, \gamma_y, \gamma_z$  i la tension incógnita  $T$ , luego la eliminacion de  $T$  da las ecuaciones de la curva funicular.

Sean  $\alpha, \beta, \gamma$  los cosenos directores de la tangente en un punto

de la curva funicular,  $\lambda, \mu, \nu$  los cosenos directores de la normal principal i  $R$  el radio de curvatura; las ecuaciones (3) podrán trasformarse en las siguientes

$$(4) \quad \left\{ \begin{array}{l} a \frac{dT}{ds} + \lambda \frac{T}{R} + \rho \gamma_x = 0 \\ \beta \frac{dT}{ds} + \mu \frac{T}{R} + \rho \gamma_y = 0 \\ \gamma \frac{dT}{ds} + \nu \frac{T}{R} + \rho \gamma_z = 0 \end{array} \right.$$

Luego

$$\frac{dT}{ds} + \rho (a \gamma_x + \beta \gamma_y + \gamma \gamma_z) = 0$$

*Caso en que la fuerza es siempre normal al hilo*

Si la fuerza es siempre normal al elemento de curva se tiene, en todos los puntos de la curva funicular

$$a \gamma_x + \beta \gamma_y + \gamma \gamma_z = 0$$

Luego

$$T = \text{Const.}$$

El mismo resultado podia deducirse de la consideracion de la curva de las fuerzas; en efecto, en el caso considerado, esta última curva es tal que su tangente en un punto cualquiera es normal al radio vector, luego el radio vector de esta curva o la tension es constante.

Sea  $T_0$  el valor constante de  $T$ ; las ecuaciones (4) se reducen a las siguientes

$$\lambda \frac{T_0}{R} + \rho \gamma_x = 0$$

$$\mu \frac{T_0}{R} + \rho \gamma_y = 0$$

$$\nu \frac{T_0}{R} + \rho \gamma_z = 0$$

Se ve que las tres proyecciones  $\gamma_x, \gamma_y, \gamma_z$  de la aceleración  $\gamma$  son proporcionales a  $\lambda, \mu, \nu$ , luego la normal principal a la curva funicular tiene la misma dirección que la aceleración  $\gamma$ ; se tiene además

$$(5) \quad \frac{T_0}{R} + \rho \gamma = 0$$

Consideremos, por ejemplo, el caso de un hilo tendido sobre una superficie  $S$ ; la reacción de la superficie sobre el hilo podrá ser considerada, en cada punto, como normal a la superficie  $i$ , luego también, como normal al hilo; la tensión en todos los puntos del hilo será, por consiguiente, constante. Ahora, la normal principal en todos los puntos de la curva de equilibrio del hilo debe ser dirigida según la reacción de la superficie, es decir, debe ser normal a la superficie  $S$ , luego esta curva de equilibrio es una *línea geodésica* de la superficie  $S$ .

Según la fórmula (5), cada elemento  $ds$  del hilo será sometido por efecto de la superficie, a una fuerza  $F$ , tal que

$$F = \rho \gamma ds = - \frac{T_0 ds}{R}$$

Esta fuerza varía en razón inversa del radio de curvatura  $R$  en el punto considerado; se comprende así por qué se corta un hilo con el filo de un cuchillo, en efecto, en un punto del hilo el radio de curvatura  $R$  es muy pequeño  $i$  la reacción correspondiente muy grande.

Un hilo tendido dibuja, sobre la esfera, un arco de círculo máximo; sobre un cilindro de revolución, una hélice;  $i$ , sobre una superficie desarrollable, una curva cuyo desarrollo es una recta.

### *Curva de los puentes suspendidos*

Consideremos el caso teórico de un número infinito de machones equidistantes; cada punto de articulación de la curva funicular será sometido a una fuerza vertical proporcional a la distancia  $dx$  de los machones.

Sea  $ds$  un elemento de la curva funicular; la fuerza que he-

mos designado por  $\rho \gamma ds$  es igual ahora a  $K dx$ , ( $K$  es una constante igual a la fuerza vertical que obra sobre la unidad de longitud horizontal.)

La curva de las fuerzas es, en este caso, una recta vertical; luego la curva funicular será contenida en un plano vertical; elejiremos dos ejes de coordenadas situadas en este plano: uno  $OX$  horizontal, el otro  $OY$  vertical i dirijido hácia arriba; las ecuaciones (3) se reducen entónces a las dos siguientes.

$$d \left( T \frac{dx}{ds} \right) = 0$$

$$d \left( T \frac{dy}{ds} \right) - K dx = 0$$

De la primera se deduce

$$T \frac{dx}{ds} = T_0$$

$T_0$  es la tension en el punto de la curva cuya tanjente es horizontal; la segunda ecuacion da entónces

$$T_0 \frac{d^2 y}{dx^2} = K$$

Luego

$$y = \frac{K}{2 T_0} x^2 + Cx + C'$$

Es la ecuacion de una parábola de eje vertical.

Si el oríjen de las coordenadas está en el punto mas bajo de la curva, se tiene simplemente

$$y = \frac{K}{2 T_0} x^2$$

La tension, en un punto cualquiera de la curva será

$$T = T_0 \frac{ds}{dx} = T_0 \sqrt{1 + \left( \frac{dy}{dx} \right)^2} = \sqrt{T_0^2 + K^2 x^2}$$

Esta fórmula se deduce tambien inmediatamente de la consideracion del polígono de las fuerzas.

La tension  $T_0$  está en relacion con la flecha del cable; sea en efecto  $2a$  la distancia de los puntos de suspension situados por hipótesis en un mismo plano horizontal i  $f$  la flecha, se tiene

$$\frac{K}{2 T_0} = \frac{y}{x^2} = \frac{f}{a^2}$$

Luego

$$T_0 = \frac{K a^2}{2 f}$$

Se ve que  $T_0$  varia en razon inversa de la flecha  $f$ .

### Catenaria

La catenaria es la forma de equilibrio de un hilo suspendido por sus dos estremidades i sometido a la accion de la pesantez. Sea  $p$  el peso de la unidad de lonjitud del hilo; la curva de las fuerzas es una recta vertical, luego la catenaria es contenida en un plano vertical; elejiremos los mismos ejes como en el caso anterior i tendremos

$$d \left( T \frac{dx}{ds} \right) = 0$$

$$d \left( T \frac{dy}{ds} \right) - p ds = 0$$

De la primera se deduce

$$T \frac{dx}{ds} = T_0$$

I de la segunda

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



Hagamos

$$\frac{dy}{dx} = u$$

$$\frac{p}{r_0} = c$$

Tendremos la ecuación diferencial

$$\frac{du}{\sqrt{1+u^2}} = c \, dx$$

Luego

$$L(u + \sqrt{1+u^2}) = cx + c'$$

De ahí se deduce

$$u + \sqrt{1+u^2} = e^{cx+c'}$$

Y también

$$\sqrt{1+u^2} - u = e^{-cx-c'}$$

Luego

$$u = \frac{1}{2} e^{cx+c'} - \frac{1}{2} e^{-cx-c'} = \frac{dy}{dx}$$

Supongamos que el origen de las coordenadas está en el punto más bajo de la curva, se deberá tener  $c' = 0$ , luego

$$\frac{dy}{dx} = \frac{1}{2} e^{cx} - \frac{1}{2} e^{-cx}$$

$$y = \frac{1}{2c} e^{cx} + \frac{1}{2c} e^{-cx} + \text{Const.}$$

Como  $y=0$  cuando  $x=0$ , la constante de integración debe ser igual a  $-\frac{1}{c}$  luego

$$y = \frac{1}{2c} \left( e^{cx} + e^{-cx} - 2 \right) = \frac{1}{2c} \left( e^{\frac{cx}{2}} - e^{-\frac{cx}{2}} \right)^2$$

La curva es simétrica respecto de la vertical. Reemplacemos finalmente  $\epsilon$  por su valor i tendremos

$$y = \frac{T_0}{2p} \left( e^{\frac{fx}{2T_0}} - e^{-\frac{fx}{2T_0}} \right)^2$$

Si la tension  $T_0$  es mui grande se puede reemplazar los exponenciales por sus desarrollos en serie i se obtiene simplemente

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

Es una parábola de eje vertical.

A. OBRECHT.

(Continuará).

