

MADRID 15 DE NOVIEMBRE DE 1867.

TOMO XV.

NÚM. 22.

Cálculo del esfuerzo que se ejerce sobre una cimbra.

Contadas serán las veces que las cimbras se sometan á cálculo de ninguna clase, lo cual no depende sin duda del carácter provisional de estas obras solamente, sino que proviene en gran parte de lo embarazoso del método que por lo comun se propone. El objeto de este artículo es dar una solución sencilla al problema de las cimbras, sobre todo cuando los arcos son circulares, llamando de paso la atención hácia la utilidad que presta en muchas cuestiones el empleo de ciertas curvas.

Para simplificar los cálculos, poniéndonos al mismo tiempo en un caso desfavorable, supondremos las dovelas reducidas á un ancho infinitamente pequeño, correspondiente á un elemento de la curva media entre el intrados y el trasdos. Llamemos  $\alpha$  al ángulo que forma una junta con la vertical,  $T$  á la presión que recibe de las dovelas que están encima,  $dP$  el peso de la dovela elemental y  $R$  la presión por unidad de longitud de curva media que resulta en el punto de la cimbra que se considera:  $f = \text{tang. } \varphi$  será el coeficiente de rozamiento correspondiente al material que se emplea, sentado sobre mortero fresco.

En el elemento de dovela  $A B D C$  (figura 1.<sup>a</sup>), obran las fuerzas siguientes: 1.º el peso  $dP$  aplicado al centro de gravedad: 2.º la reacción de la cimbra  $R ds$ : 3.º las presiones normales á las juntas  $T$  y  $T - dT$ : 4.º los rozamientos ocasionados por todas estas fuerzas. Las componentes normales al plano de junta  $CD$  son: la proyección de  $dP$  en sentido perpendicular á  $CD$ , que es  $dP \text{ sen. } \alpha$ ; la proyección de  $T - dT$  en igual sentido, que por formar las dos juntas un ángulo infinitamente pequeño es igual á ella misma; la del rozamiento sobre la junta  $AB$ , dirigido de  $B$  á  $A$ , que siendo igual á  $f(T - dT)$  dará una proyección igual á  $f(T - dT) \text{ sen. } BOD$ , ó  $fT ds$ , despreciando los infinitamente pequeños de segundo orden; y por fin la reac-

ción de la junta inferior  $T$ , que equilibra á las demás. Las componentes paralelas al plano  $CD$ , son: la proyección del peso de la dovela, que es  $dP \text{ cos. } \alpha$ ; el rozamiento ocasionado por el mismo, que es  $f dP \text{ sen. } \alpha$ ; la proyección de  $T - dT$  en sentido de  $CD$ , que es  $(T - dT) \text{ sen. } BOD$ , ó  $T ds$ ; el rozamiento ocasionado sobre  $CD$  por la componente normal del rozamiento en  $AB$ , que es  $f \times f T ds$ , ó  $f^2 T ds$ ; la componente paralela del rozamiento dirigido de  $B$  á  $A$ , que queda destruida por el rozamiento que se ejerce de  $C$  á  $D$  por causa de la presión  $T$ , con una diferencia infinitamente pequeña; y la resistencia que opone la cimbra en la extensión  $ds$  de la curva media, representada por  $R ds$ . El equilibrio en los dos sentidos queda expresado por las ecuaciones

$$\left. \begin{aligned} dT - fT ds &= \text{sen. } \alpha \cdot dP \\ R ds &= (\text{cos. } \alpha - f \text{ sen. } \alpha) dP - (1 + f^2) T ds. \end{aligned} \right\} (1)$$

fórmulas que se pueden deducir inmediatamente de las de Navier (*Résumé*, 621).

La primera ecuación se integra multiplicándola por  $e^{-f\alpha}$ , siendo  $e$  la base del sistema de logaritmos neperianos; y da

$$T = \int_{\epsilon}^{\alpha} e^{f(\alpha - \alpha')} \text{sen. } \alpha' \cdot dP, \quad (2)$$

designando por  $\epsilon$  el ángulo que corresponde á la última dovela que se ha colocado, y por  $\alpha'$  un ángulo comprendido entre  $\alpha$  y  $\epsilon$ .

La integración indicada y la resolución completa del problema dependen solo de la forma de la función  $P$ . Empezaremos por suponer que la rosca de la bóveda es de espesor constante, cualquiera que sea la curva del intrados, y después discutiremos el caso en que tenga la forma circular.

I.

Sea  $c$  el espesor constante de la bóveda y  $p$  el peso específico de las dovelas, el elemento de peso será, refiriéndolo á la unidad de longitud de cañon,

$$dP = p c ds$$

y la ecuacion (2) se convierte en esta;

$$T = p c \int_{\delta}^{\alpha} \frac{e^{f(\alpha - \alpha')}}{\text{sen. } \alpha' d s'}.$$

El producto  $\text{sen. } \alpha' d s'$  es el elemento de la ordenada vertical de la curva media, y representándolo por  $d y'$ , se puede poner la integral bajo esta forma:

$$T = p c \int_{\delta}^{\alpha} \frac{e^{-f \alpha'} d y'}{e^{-f \alpha}}$$

El valor de esta integral se puede encontrar siempre por un procedimiento gráfico muy sencillo. Si se tiene trazado un cuadrante cualquiera de la espiral logaritmica cuya ecuacion sea  $z = e^{f x}$ ; (fig. 2.<sup>a</sup>) y se van aplicando sus rádios perpendicularmente á la línea vertical O A (fig. 3.<sup>a</sup>), de tal modo que el rádio mayor M N caiga en A n y en cada punto a se coloque en la posición a p el rádio M P que forme con el primero el ángulo P M N igual al  $\delta$  C a que forma con la vertical la junta del punto  $\delta$ , que corresponde horizontalmente al a, resultará formada una curva n p q cuyas coordenadas son los valores de  $z$  é  $y'$  correspondientes al mismo valor de  $x$ . El elemento del área a a' p' p tendrá por expresion el producto  $z d y'$ , ó  $e^{-f x} d y'$ , porque el ángulo  $\alpha$  se ha tomado en la espiral de N á Q; y si el punto  $\delta$  es el que corresponde al ángulo  $\delta$ , es decir, á donde llega la carga de la bóveda, la integral de que se trata equivale al área c r p a dividida por la longitud a p. Este cociente multiplicado por el factor constante p c da la presión normal sobre la junta k l.

Ahora que el uso del planimetro está tan generalizado, no ofrece dificultad ni molestia la medida de las áreas y por eso el método para hallar la presión sobre la junta es esencialmente práctico. Veamos cómo puede hallarse también gráficamente la presión sobre la cimbra.

Eliminando entre las dos ecuaciones (1) el producto T d x, resulta

$$R d s = \left( \cos. \alpha + \frac{\text{sen. } \alpha}{f} \right) d. P - \frac{1 + f^2}{f} d T. \quad (3)$$

Poniendo en lugar de d P su valor, y haciendo  $f = \text{tang. } \varphi$ , y  $d T = p c \times d. q$ , se puede escribir

$$R = \frac{p c}{\text{sen. } \varphi} \left[ \text{sen. } (\alpha + \varphi) - \frac{d q}{d y} \cdot \frac{\text{sen. } \alpha}{\cos. \varphi} \right].$$

q designa el área c r p a dividida por la longitud p a, con arreglo á la ecuacion (2). Si se calcula para dos ó tres puntos este cociente y se toma su valor sobre la ordenada a p respectiva, se obtendrá una curva c t u cuyas ordenadas como t a serán los valores de q para el punto a. La tangente trigonométrica del ángulo t g a que forma con el eje la tangente t g es igual á  $\frac{d q}{d y}$ . La ecuacion última se puede poner bajo esta forma:

$$R = \frac{p c}{\text{sen. } \varphi \cos. \varphi} \left( \text{sen. } (\alpha + \varphi) \frac{\cos. \varphi}{\text{sen. } \alpha} - \frac{d q}{d y} \right) \text{sen. } \alpha.$$

Para construirla, tomaremos en la vertical (fig. 4.<sup>a</sup>) una longitud O A = 1, y despues de trazar O B que forme con esta vertical el ángulo  $\varphi$  de rozamiento, bajaremos la perpendicular A B y por el punto B tiraremos la vertical indefinida B C. Tomando B D = tangente t g a =  $\frac{d q}{d y}$ , la perpendicular D F á la direccion O M del plano de junta l k de la figura 3.<sup>a</sup> es proporcional á la expresion de R. En efecto, D F = D E sen. D E F = D E sen.  $\alpha$ ; pero D E = B E - B D; y como

$$B E = B O \frac{\text{sen. } B O E}{\text{sen. } B E O}, \text{ y } B O = A O \cos. A O B,$$

resulta:

$$D E = \cos. \varphi \frac{\text{sen. } (\alpha + \varphi)}{\text{sen. } \alpha} - \frac{d q}{d y}.$$

Multiplicado esto por un factor constante dá el valor de R.

Esta construccion hace ver cómo se reparte la presión sobre la curva de la cimbra, y el punto del arco en que es nula, para no calcularla sino desde allí hácia arriba. Pero cuando la longitud de intrados que se quiera considerar difiera poco de una línea recta, se puede hacer otra construccion aproximada que dé la resultante de las presiones de una sola vez. Para el arco ó extension b e (fig. 3.<sup>a</sup>) cargado hasta  $\delta$ , se toma en la vertical b f una longitud igual á la diferencia T - T' de las presiones sobre las juntas b y e dividida por el factor p c, dada inmediatamente por la curva c t u; se trazan las rectas f m horizontal y b m que haga con la vertical el ángulo constante  $\varphi$  de rozamiento, y la recta m i, perpendicular á b m, ó sea que haga con la horizontal el mismo ángulo  $\varphi$ , dá un punto i en la horizontal del e: la distancia e i es proporcional á la resultante que se busca. Para demostrarlo, in-

tegiemos la ecuacion (3) despues de sustituir por  $dP$  y por  $f$  sus valores y resultará:

$$\int R ds = pc \left( x' - x + \frac{y' - y}{\text{tang. } \varphi} \right) - \frac{(T' - T)}{\text{sen. } \varphi \cos. \varphi}.$$

Tirando por  $b$  la recta  $bs$  perpendicular á  $bm$ , y prolongando las horizontales hasta ella, resulta:

$$ei = cs' - is' = es' - ms,$$

$$cs' = eh + hs' = eh + \frac{bh}{\text{tang. } hs'b} = \varphi' - \varphi + \frac{y' - y}{\text{tang. } \varphi},$$

$$ms = \frac{bm}{\text{sen. } msb} = \frac{bf}{\cos. fbm \text{ sen. } msb} = \frac{T' - T}{pc \text{ sen. } \varphi \cos. \varphi},$$

y por consiguiente

$$\int R ds = pc \times ei$$

El punto de aplicacion de esta resultante se hallará entre la mitad y el tercio de la longitud  $be$ , hácia la parte superior.

II.

Cuando el arco es circular, llamando  $r$  al radio de la curva media entre el intrados y el trasdos paralelos, se tiene

$$ds = r d\alpha,$$

la ecuacion (2) se puede integrar y dá

$$T = \frac{pcr}{1 + f^2} \left[ e^{f(x-\delta)} (\cos. \delta + f \text{ sen. } \delta) - (\cos. x + f \text{ sen. } x) \right];$$

y en virtud de este valor la segunda ecuacion (1) se reduce á esta

$$R = pc \left[ 2 \cos. x - e^{f(x-\delta)} (\cos. \delta + f \text{ sen. } \delta) \right].$$

La construccion de estas fórmulas es muy sencilla siempre que se tenga cortada una plantilla espiral como la de la figura 2.<sup>a</sup>. Para eso, desde el centro  $O$  (fig. 5.<sup>a</sup>) del arco de bóveda  $MN$  se toma una longitud  $OA$  en sentido vertical é igual á una unidad cualquiera de medida, y se traza el círculo  $AdbO$  capaz del complemento del ángulo de rozamiento, así co-

mo la semicircunferencia  $Oam$  cuyo centro está en  $A$ . Enseguida, suponiendo que se estudie el caso en que la cimbra está cargada hasta  $D$ , se traza el radio  $OD$  y aplicando la plantilla con su centro en el punto  $O$ , se hace pasar la curva por el punto  $d$  en que la direccion de la junta corta al primer círculo, señalando con el lápiz el arco indefinido de espiral  $dn$ . Hecho esto, para estudiar los valores correspondientes á un punto  $B$ , no hay que hacer más que tirar el radio  $OB$ , y resulta:

1.º Que la distancia  $bc$ , comprendida entre el primer círculo y la espiral es proporcional á  $T$ .

2.º Que la distancia  $ca$  comprendida entre la espiral y el segundo círculo es proporcional á  $R$ .

3.º Que para obtener la resultante de las presiones sobre la cimbra en la extension  $DB$  basta trazar  $b'k'$  que forme con la horizontal el ángulo  $\varphi$ , y tomar en ella la longitud  $b'k'$  igual al desarrollo del arco  $bd$ : la longitud  $ck'$  es proporcional á la resultante. Para obtener su posicion no hay más que tirarle una paralela  $A'r$  y unir el punto  $r$  con el  $O$ . Si se estudiase solo una porcion  $BC$  de arco, se compondrian por la regla del paralelógramo las resultantes que corresponden á  $DB$  y  $DC$ .

La demostracion de estas proposiciones es fácil. En el triángulo  $OAb$ , se verifica que

$$Ob = OA \frac{\text{sen. } OAb}{\text{sen. } ObA} = \frac{\cos. (x - \varphi)}{\cos. \varphi} (\cos. x + f \text{ sen. } x),$$

y como hemos llamado  $\delta$  al ángulo  $MOD$ , se tendrá:

$$Od = (\cos. \delta + f \text{ sen. } \delta).$$

En una espiral logaritmica, dos radios cualesquiera son entre si como la exponencial correspondiente al ángulo que forman, de modo que siendo  $(x - \delta)$  el ángulo  $dOc$ , se tiene:

$$Oc = Od \times e^{f(x-\delta)} = e^{f(x-\delta)} (\cos. \delta + f \text{ sen. } \delta),$$

y por consiguiente

$$bc = Oc - Ob = e^{f(x-\delta)} (\cos. \delta + f \text{ sen. } \delta) - \frac{T(1+f^2)}{pcr}$$

En el triángulo rectángulo  $Oam$ ,  $Oa$  es proyeccion de  $Om = 2OA$ , por consiguiente,  $Oa = 2 \cos. x$ , y

$$ca = Oa - Oc = 2 \cos. x - e^{f(x-\delta)} (\cos. \delta + f \text{ sen. } \delta) = \frac{R}{pc}$$

Para hallar la resultante de las presiones sobre la cimbra, observaremos que en cada punto C actúa la fuerza  $R r d\alpha$ , ó sea  $a' c' \times p c r d\alpha$ . Cada una de estas presiones elementales la descompondremos en las dos direcciones  $b h$  y  $b k$ , tales que la dirección  $b h$  sea vertical y que el ángulo  $h b a$  sea igual á  $90^\circ - \varphi$ , y observaremos: 1.º, que la tangente en un punto  $c$  á la espiral forma con el radio  $O c$  un ángulo igual también á  $90^\circ - \varphi$ , y es por consiguiente paralela á la cuerda  $A b$  correspondiente del primer círculo; 2.º, que la tangente  $A f$  á este círculo en el punto A forma el mismo ángulo  $90^\circ - \varphi$  con la vertical y es paralela á  $b k$ ; y 3.º, que el ángulo  $f A b$  es igual á  $A O b = \alpha$ , y lo mismo vale el ángulo que forme con  $b A$  la tangente en  $b$ .

Dejando aparte el factor constante  $p c r$ , notemos que se puede poner

$$a' c' \times d\alpha = (O a' - O c') d\alpha = \cos. \varphi \left( \frac{O a'}{\cos. \varphi} d\alpha - \frac{O c'}{\cos. \varphi} d\alpha \right)$$

Para proceder á la descomposicion, hagamos girar á la fuerza que tiene este valor y está dirigida segun  $a' c'$ , así como los ejes  $b h$  y  $b k$ , un ángulo igual al complemento de  $\varphi$ : la línea  $b h$  tomará la dirección de  $b c$  y se confundirá con ella; la  $b k$  tomará la dirección  $b k'$  paralela á  $A f$ ; y  $a' c'$  quedará paralela á la tangente en  $c'$  á la espiral.

Formando el ángulo  $a' O a'' = d\alpha$ , y tirando la recta  $b'' l$  paralela á  $A f$ , hasta que corte á la cuerda  $A b'$ , se tiene:

$$a' c' \times d\alpha = \cos. \varphi (l b' - c' c'').$$

En efecto, en el triángulo infinitamente pequeño  $b' l b''$ , los ángulos  $b' l b''$  y  $b'' b' l$  son iguales por serlo ambos al  $f A b' = \alpha$  y el lado  $b' l$  es el doble de la proyeccion de  $b' b''$  sobre su dirección; pero el arco  $b' b''$  tiene por amplitud el doble de  $d\alpha$ , y su radio es  $\frac{1}{2 \cos. \varphi}$ , porque pertenece á un círculo capaz del complemento de  $\varphi$ , trazado sobre una cuerda igual á la unidad, por consiguiente,

$$b' b'' = \frac{1}{2 \cos. \varphi} \times 2 d\alpha, \quad \text{y } l b' = 2 b' b'' \cos. \alpha = \frac{2 \cos. \alpha}{\cos. \varphi} d\alpha = \frac{O a'}{\cos. \varphi} d\alpha.$$

En el pequeño triángulo rectángulo  $c' c'' e$ ,

$c' e$  es el arco trazado con el radio  $O c'$ , y vale  $O c' \times d\alpha$ , y como el ángulo  $e c'' c'$  es el complemento de  $\varphi$ ,

$$c' c'' = \frac{c' e}{\cos. \varphi} = \frac{O c'}{\cos. \varphi} d\alpha.$$

Se vé por esto que la descomposicion de la fuerza  $a' c' \times d\alpha$  en las direcciones  $b h$  y  $b k$  equivale á proyectar los elementos  $c' c''$  y  $l b'$  en dirección de  $b c$  y  $A f$  ó  $b k'$ . Los elementos  $c' c''$  forman el arco de espiral  $d c$ ; y para proyectar  $l b'$  lo reemplazaremos por los lados  $b'' b'$ ,  $b'' l$  que son iguales por oponerse á ángulos iguales: la suma de los elementos  $b' b''$  forman el arco  $b d$ , y el contorno curvilíneo  $b d c$  se podrá reemplazar por su resultante  $b c$ . Después, como todos los lados  $b'' l$  son paralelos á  $b k'$ , la suma equivale á una longitud  $b k'$ , igual arco  $d b$ . Y estando situadas  $b k'$  y  $b c$  en la dirección de los ejes de proyeccion, sus proyecciones serán iguales á ellas mismas, y serán también las de  $a' c' \times d\alpha$ .

Con esto queda demostrada la tercera proposicion. Como todas las componentes elementales concurren en el centro O, también pasa por él la resultante, y como su dirección ha de formar con  $c k'$  un ángulo igual á  $90^\circ - \varphi$ , la recta  $A r$  paralela á  $c k'$  da en el primer círculo un punto  $r$  tal que  $A r O = 90^\circ - \varphi$ , y por consiguiente  $O r$  es la dirección de dicha resultante.

El punto  $n$  en que la espiral corta al segundo círculo da á conocer la junta O N en que la bóveda deja de cargar la cimbra cuando las dovelas llegan á D.

La plantilla espiral debe trazarse de modo que el radio menor M Q (fig. 2.ª) sea algo más pequeño que el menor valor que puede tener la expresion  $(\cos. \epsilon + f \text{ sen. } \epsilon)$ . Como las dovelas no empiezan á cargar la cimbra hasta que pasan del ángulo de resbalamiento,  $\epsilon$  será á lo más, igual á  $90^\circ - \varphi$ , y el menor valor de aquella expresion será  $2 \text{ sen. } \varphi$ , que corresponde al punto  $p$  de interseccion de los dos círculos. El valor de  $\varphi$ , deducido de las experiencias, varia poco, y tomando entre los extremos un tipo medio y sencillo, haremos

$$f = \text{tang. } \varphi = \frac{1}{2}$$

Con este valor se halla trazada la espiral de la figura segunda, cuya unidad es de cinco centímetros. Su trazado completo está dado en la tabla siguiente :

Ángulos.	Rádios.
$\alpha$	$r$
$\frac{1}{2} \pi$	
0,0	0,855
0,1	0,954
0,2	1,000
0,3	1,082
0,4	1,170
0,5	1,266
0,6	1,369
0,7	1,481
0,8	1,602
0,9	1,733
1,0	1,874

Para el estudio práctico de este problema conviene tomar por unidad un decímetro, y después de dibujada la curva recortar una plantilla de cartón fuerte, que sirve para todos los proyectos. Si se quisiera variar el coeficiente de rozamiento, habría que calcular otra espiral; pero como los resultados no se diferencian mucho de los que da la espiral que presentamos, no hemos creído necesario incluir los cálculos de ninguna otra.

EDUARDO SAAVEDRA.

### FERRO-CARRILES ECONÓMICOS.

Nuestros compañeros los señores D. Jacobo González Arnao, D. Luis Torres Vildósola, y D. Gabriel Rodríguez, han presentado al señor ministro de Fomento un extenso Apéndice a la *Memoria sobre los medios de reducir los gastos de establecimiento de los ferro-carriles de segundo orden*, que redactaron, por encargo del Gobierno, y presentaron en 30 de Noviembre próximo pasado.

Este Apéndice consta de 16 notas, cuyo índice copiamos á continuación:

#### Índice de las notas.

- 1.<sup>a</sup> Datos relativos á varios ferro-carriles extranjeros, cuyas inclinaciones pasan de 20 milésimas.
- 2.<sup>a</sup> Datos sobre algunas locomotoras empleadas en los ferro-carriles de grandes inclinaciones y curvas de pequeño radio (con un estado).
- 3.<sup>a</sup> Datos relativos á algunos ferro-carriles de vía estrecha.
- 4.<sup>a</sup> Noticia sobre el sistema de ferro-carriles adoptado en Noruega.

- 5.<sup>a</sup> Noticia sobre los ferro-carriles escoceses de interés local.
- 6.<sup>a</sup> Ferro-carriles de interés local de Francia.
- 7.<sup>a</sup> Algunos datos relativos á los ferro-carriles españoles.
- 8.<sup>a</sup> Datos relativos á los gastos de tracción, material y vía en algunas líneas de fuertes inclinaciones.
- 9.<sup>a</sup> Ferro-carriles situados sobre carreteras. Sistema Loubat (con una lámina).
- 10.<sup>a</sup> Locomotoras con adherencia suplementaria. Sistema Fell (2 láminas).
- 11.<sup>a</sup> Planos inclinados. Sistema Agudio (con tres láminas).
- 12.<sup>a</sup> Modificación del sistema de tracción del ingeniero Agudio, sustituyendo al cable de adherencia un carril central.
- 13.<sup>a</sup> Nota sobre el freno de aire comprimido del ingeniero D. Augusto de Bergue, y sobre la aplicación del contra-vapor como freno en el ferro-carril del Norte de España.
- 14.<sup>a</sup> Nota sobre el material de transporte que conviene emplear en las líneas de segundo orden.
- 15.<sup>a</sup> Productos de la explotación de los ferro-carriles europeos en 1863, y de los de Francia, Inglaterra y España en 1866.
- 16.<sup>a</sup> Organización del *Clearing-House* de Londres.

Nuestros compañeros han solicitado de la superioridad la autorización competente para publicar completa la memoria y el apéndice, del cual tomamos el siguiente *Estado* relativo á varias locomotoras de gran potencia, cuyos datos creemos interesarán á nuestros lectores.

Para la inteligencia de dicho estado, indicaremos las bases del cálculo de la potencia de las máquinas en él citadas.

El número de caballos de vapor se calcula suponiendo un caballo por cada 40 decímetros cuadrados de superficie de vaporización; término medio deducido de la observación de muchas máquinas de mercancías, funcionando en diferentes condiciones de trabajo.

El esfuerzo teórico de tracción en las llantas, está deducido de la fórmula

$$E = \frac{P d^2 l}{D}$$

en la cual E = representa dicho esfuerzo,

d = diámetro de los cilindros,

l = carrera del émbolo,

D = diámetro de la rueda.

p = Tensión del vapor en la caldera, descontando una atmósfera.

El coeficiente de adherencia se fija en  $\frac{1}{6,5}$

como término medio.

Cada tonelada de locomotora ó tender se supone que da lugar á una resistencia de 8 kilogramos en línea horizontal, con curvas de radio variable de 200 á 500 metros, según la flexibilidad de la máquina.

# CIMBRAS.

