

Noções de Topografia Para Projetos Rodoviários

Capítulos

01 - Requisitos
02 - Etapas
03 - Traçado
04 - Tráfego e Classificação
05 - Geometria
06 - Características Técnicas
07 - Distância Visibilidade
08 - Concordâncias Horizontais
09 - Locação Curva Circular
10 - Superelevação
11 - Curvas com Transição
12 - Locação Curvas com Espiral
13 - Super Largura
14 - Greide
15a - Ex. Parabola Comp. Mínimo
15b - Ex. Parabola Simples
15c - Ex. Parabola Composta
16 - Nota de Serviço
17 - Área Seção Transversal
18 - Volumes
19 - Sobre Paraboloides Final

Capítulo 11

CURVAS HORIZONTAIS COM TRANSIÇÃO

11.1. INTRODUÇÃO

Quando um veículo passa de um alinhamento reto para um trecho curvo, surge uma força centrífuga atuando sobre o mesmo, que tende a desviá-lo da trajetória que normalmente deveria percorrer. Este fato representa um perigo e desconforto para o usuário da estrada.

Em outras palavras, a partir da passagem pelo PC, o veículo segue uma trajetória de “transição intermediária” entre a tangente e a curva, a qual varia de acordo com a velocidade, o raio de curvatura e a superelevação. O problema se acentua quando se aumenta a velocidade e se reduz o raio de curvatura, pois a transição se processa numa distância maior, podendo resultar até na invasão da faixa adjacente, como representado pela Fig. 11. 1.

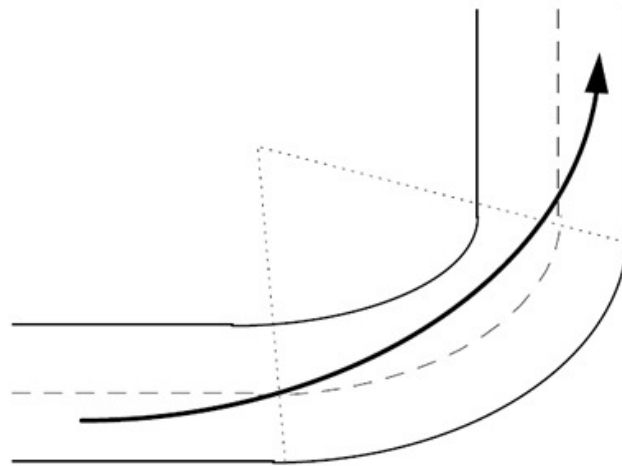


Fig. 11. 1: Problema de invasão da faixa adjacente nas curvas

Uma rodovia para permitir essa transposição com conforto e segurança deve ter um alinhamento, o máximo possível, segundo essa transição, ou seja, deve acompanhar a tendência dos veículos que por ela transitam.

Do ponto de vista teórico, o que se deseja é limitar a ação da força centrífuga sobre o veículo, para que sua intensidade não ultrapasse um determinado valor. Isso se consegue através da utilização de uma curva de transição intercalada entre o alinhamento reto (trecho em tangente) e a curva circular. Esta transição é realizada com o fim de distribuir gradativamente o incremento da aceleração centrífuga. Esta curva de transição tem o seu raio de curvatura passando gradativamente do valor infinito (no ponto de contato com a tangente) ao valor do raio da curva circular. Este ponto de encontro das duas curvas, com o mesmo raio, é conhecido como ponto osculador.

Existem vários critérios diferentes visando orientar o estabelecimento do limite de emprego de curvas de transição. Para fins de projetos rodoviários convencionais, o DNTER recomenda o critério associado à velocidade diretriz resumido pelos valores constantes da Tabela 11.1, apresentada a seguir. Segundo esse critério, permite-se a dispensa do uso da curva de transição quando a aceleração centrífuga a que o veículo é submetido na curva for igual ou inferior a $0,4 \text{ m/s}^2$.

Tabela 11. 1: Valores-limite dos raios R acima dos quais podem ser dispensadas curvas de transição

V (km/h)	30	40	50	60	70	80	90	100
R(m)	170	300	500	700	950	1200	1550	1900

São em número de quatro as curvas que podem ser auxiliares como transição: a **CLOTÓIDE** (também denominada **ESPIRAL DE CORNU**, **RADIÓIDE AOS ARCOS** ou **ESPIRAL DE VAN LEBER**), a **LEMNISCATA DE BERNOUILLE**, a **CURVA ELÁSTICA** (também denominada de **RADIÓIDE ÀS ABSCISSAS**) e a **PARÁBOLA CÚBICA**.

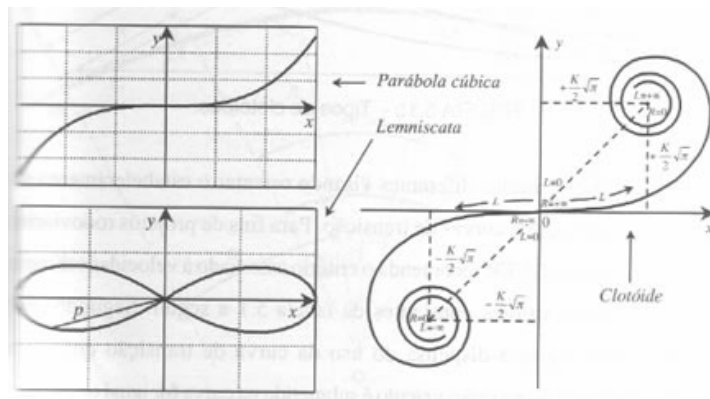


Fig. 11. 2: Curvas de raio variável

Só vamos estudar a CLOTÓIDE, pois é a curva comumente utilizada no Brasil.

Por definição, a clotóide ou espiral é uma curva tal que os raios de curvatura em qualquer de seus pontos é inversamente proporcional aos desenvolvimentos de seus respectivos arcos.

Chamando:

L = comprimento do arco;
 R = raio de curvatura no extremo do referido arco
 a lei de curvatura da espiral é expressa pela relação:

$$R \cdot L = K^2 \quad (11. 1)$$

onde K é o parâmetro da espiral.

No ponto SC (Fig. 11. 3, apresentada a na próxima seção) temos $R = R_c$ e $L = L_e$, onde:
 R_c = raio da curva circular;

L_e = comprimento da espiral ou comprimento da transição, que é o desenvolvimento entre os pontos TS e SC).

Assim sendo, a Equação da Espiral pode ser escrita como:

$$R \cdot L = K^2 = R_c \cdot L_e \quad (11. 2)$$

11.2. ESPIRAL DE CORNU EMPREGADA COMO CURVA DE TRANSIÇÃO

Em vários casos usa-se a **ESPIRAL DE CORNU** como curva de transição entre a tangente e a curva circular, na concordância horizontal de traçados rodoviários e ferroviários. A adoção de espirais proporciona uma série de vantagens ao traçado da estrada, tais como:

- aumento e diminuição gradativa da força centrífuga que atua sobre os veículos nas curvas;
- a transição entre a inclinação transversal do trecho em tangente para a superelevação do trecho em curva pode ser efetuada na curva de transição;
- no caso de superlargura numa seção transversal em curva circular, a espiral facilita a transição da largura do trecho em tangente para o trecho alargado na curva circular;

- a visualização da estrada torna-se melhor pela supressão de descontinuidade no início e no fim das curvas circulares.

Considere-se, como mostrado na Figura 11.2, duas tangentes que se cortam segundo a deflexão " Δ ":

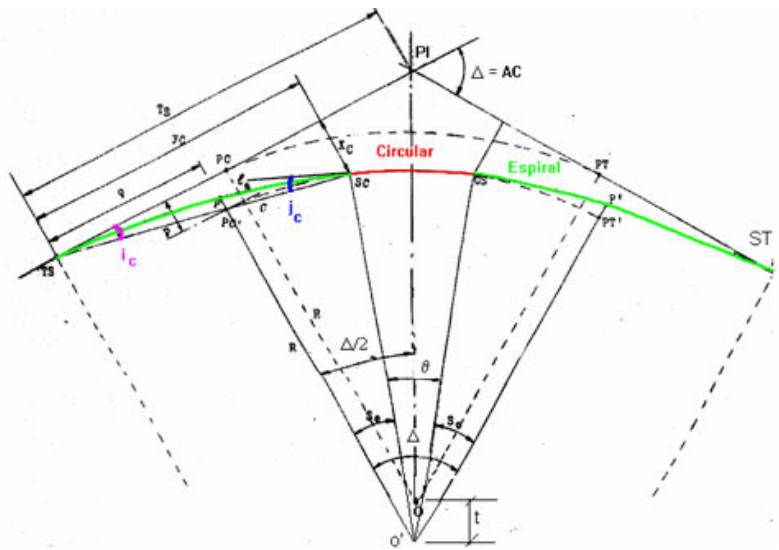


Fig. 11. 3: Principais elementos da transição em espiral

Os elementos principais da transição são:

TS = ponto Tangente-Espiral
 SC = ponto Espiral-Curva Circular
 CS = ponto Curva Circular-Espiral
 ST = ponto Espiral-Tangente
 PC' e PT' = recuos de PC e PT originais devido à introdução da espiral;
 P e P' = pontos de passagem da espiral
 R = Raio da Curva Circular
 Δ = ângulo central ou deflexão das tangentes = $\theta + 2 \cdot Sc$
 Sc = ângulo central da transição
 θ = ângulo central da curva circular
 Le = comprimento da curva de transição (escolhido)
 Yc e Xc = coordenadas de CS ou SC em relação ao TS ou ST
 p e q = coordenadas do recuo de PC e PT em relação à TS ou ST.
 c = corda da espiral;
 ic = ângulo entre a corda e a tangente em TS;
 jc = ângulo entre a corda e a tangente em SC.

Vamos supor tais tangentes inicialmente concordadas por uma curva circular simples de centro "O" e raio "R", cujos pontos de contato com as tangentes são PC e PT. Para a inserção da transição em espiral, a curva circular original sofre uma translação "t", o que desloca seu centro "O" para "O1". A transição se faz suprimindo parte das tangentes e parte da curva circular. Este método é denominado de **RAIO CONSERVADO**, com a transição feita pelo eixo da estrada, porque mantém os elementos da curva circular (raio, G, etc). Assim, é que o ponto de tangência no início da curva passa a ser denominado TS (tangente-espiral) e é afastado do PC original ao longo da tangente. O mesmo acontece com o fim da curva, onde o ponto de tangência passa a ser denominado ST (espiral-tangente).

A espiral é tal que seu raio de curvatura varia desde o valor infinito, nos pontos de tangência (TS e ST), até um valor finito, igual ao valor do raio da curva circular, nos pontos de contato SC e CS, onde as curvas são osculatrizes.

Após a inserção da concordância em espiral, o ângulo central AC passará a compreender os ângulos centrais " Sc ", de cada ramo da espiral, e o ângulo central " θ ", remanescente da curva circular (arco de círculo entre o SC e o CS), isto é:

$$AC = \theta + 2 \cdot Sc \quad (11.3)$$

Para que a transição se verifique sem que haja superposição dos ramos da espiral é, então, necessário que:

$$AC \geq 2 \cdot Sc \quad (11.4)$$

À expressão (11.4) dá-se a denominação de CONDIÇÃO DE TRANSIÇÃO, que deve ser sempre verificada. Isto significa que, dados dois alinhamentos consecutivos que formam entre si a deflexão Δ , o valor do comprimento de cada ramo da curva espiral, escolhida para auxiliar a concordância entre alinhamentos, deve ser tal que o ângulo central Sc que o compreenda obedeça à condição de transição (11.4). O valor de Sc é constante para cada par de valores de "R" e "le" (comprimento do trecho em espiral).

Os principais elementos usados para caracterizar uma curva circular com transição em curva espiral são os que podem ser observados na figura anterior, a saber:

TS \Rightarrow ponto de passagem do alinhamento reto para a curva espiral.

SC \Rightarrow ponto de passagem da curva circular para a curva espiral.

CS \Rightarrow ponto de passagem da curva circular para a curva espiral.

ST \Rightarrow ponto de passagem da curva espiral para o alinhamento reto.

Sc \Rightarrow ângulo central do trecho em espiral. Este ângulo pode ser calculado pelas expressões:

$$S_c = \frac{l_e}{2 \cdot R_c} \quad (\text{em radianos}) \quad (11.5)$$

$$S_c = \frac{le \cdot 180^\circ}{2\pi \cdot R_c} \quad (\text{em graus}) \quad (11.6)$$

X_c e Y_c \Rightarrow coordenadas cartesianas dos pontos osculadores SC e CS. Podem ser calculados através das seguintes expressões:

$$X_c = \frac{L_e \cdot Sc(rd)}{3} \cdot \left\{ 1 - \frac{Sc^2(rd)}{14} + \frac{Sc^4(rd)}{440} \right\} \quad (11.7)$$

$$Y_c = L_e \cdot \left\{ 1 - \frac{Sc^2(rd)}{10} + \frac{Sc^4(rd)}{216} \right\} \quad (11.8)$$

onde Le \Rightarrow comprimento do trecho em espiral.

"q" e "p" \Rightarrow coordenadas retangulares de recuo do PC e PT, da curva circular original em relação à tangente, tomando como referência o TS ou ST.

Podem ser calculados pelas expressões:

$$q = Y_c - R_c \cdot \sin(Sc^\circ) \quad (11.9)$$

$$p = X_c - R_c \cdot [1 - \cos(Sc^\circ)] \quad (11.10)$$

θ \Rightarrow Ângulo central do trecho circular, após intercalação da espiral. A partir da expressão (11.3), tem-se que:

$$\theta = AC - 2 \cdot Sc^\circ \quad (11.11)$$

$D\theta$ \Rightarrow Desenvolvimento do trecho circular, após a intercalação da espiral. Pode ser calculado através da expressão:

$$D_\theta = \frac{\pi \cdot R_c \cdot \theta}{180^\circ} \quad (11.12)$$

$R_c \Rightarrow$ Raio da curva circular empregada;

$T_s \Rightarrow$ tangentes da curva circular com transição em espiral. Seu cálculo pode ser feito a partir da expressão:

$$T_s = q + (R_c + p) \cdot \operatorname{tg}\left(\frac{AC}{2}\right) \quad (11.13)$$

$t \Rightarrow$ Recuo máximo da curva circular original, para a nova posição, quando se faz a transição em espiral. Seu valor é dado por:

$$t = \frac{p}{\cos\left(\frac{AC}{2}\right)} \quad (11.14)$$

$i_c =$ ângulo entre a corda e a tangente em TS;

$j_c =$ ângulo entre a corda e a tangente em SC.

Estes valores podem ser calculados pelas seguintes expressões:

$$i_c = \operatorname{arctg}\left(\frac{X_c}{Y_c}\right) \quad (11.15)$$

$$j_c = S_c - i_c \quad (11.16)$$

Valores de S_c , X_c , Y_c , q , p , i_c , $j_c \Rightarrow$ podem ser encontrados em tabelas, para os valores de l_e e R mais comumente utilizados. (vide CARVALHO, 1966).

Os valores de “ q ” e “ p ” também podem ser determinados, com relativa precisão, através das seguintes expressões:

$$q \cong \frac{l_c}{2} \quad (11.17)$$

$$p \cong \frac{l_c^2}{24 \cdot R} \quad (11.18)$$

11.3. COMPRIMENTO MÍNIMO DE TRANSIÇÃO

11.3.1. Critério do Comprimento Mínimo Absoluto

Para fins práticos, o menor comprimento de transição admissível é de 30 m ou o equivalente à distância percorrida por um veículo, na velocidade diretriz, no tempo de 2 segundos, prevalecendo o maior.

Comprimentos de transição inferiores não teriam resultados práticos desejáveis, podendo introduzir distorções visíveis nas bordas da pista, comprometendo esteticamente a rodovia.

Representando por v a velocidade diretriz em m/s, o comprimento mínimo, equivalente à distância percorrida no tempo $t = 2$ s, será:

$$Le_{\min} = t \cdot v = 2 \cdot v \quad (11.19)$$

ou, expressando a velocidade em km/h:

$$Le_{\min} = 2 \cdot \frac{V}{3,6} \Rightarrow Le_{\min} = 0,556 \cdot V \quad (11.20)$$

onde:

Lemín = comprimento mínimo da transição (m);
V = velocidade diretriz (km/h),

lembrando que:

$$Le_{\min} \geq 30m \quad (11.21)$$

11.3.2. Critério Dinâmico de Barnett

Como visto anteriormente, ao passar um veículo de um alinhamento reto a uma curva circular, há uma variação instantânea do raio infinito da reta para o raio finito da curva circular, surgindo bruscamente uma força centrífuga que tende a desviar o veículo de sua trajetória.

Para minimizar este inconveniente, além de se usar uma curva de transição, seu comprimento deve ser adequado para que o efeito da força centrífuga apareça de maneira gradual.

A variação da aceleração centrífuga que atua num veículo em trajetória circular é dada por:

$$\frac{d}{dt}(a_c) = J \quad (11.22)$$

Em qualquer ponto da espiral, temos:

$$R \cdot L = R_c \cdot L_e \quad (11.23)$$

Então:

$$R = \frac{R_c \cdot L_e}{L} \quad (11.24)$$

Lembrando que:

$$a_c = \frac{v^2}{R} \quad (11.25)$$

Substituindo a Equação (11.24) na (11.25):

$$a_c = \frac{v^2 \cdot L}{R_c \cdot L_e} \quad (11.26)$$

Sendo o comprimento de transição igual ao produto da velocidade uniforme do veículo pelo tempo que o mesmo necessita para percorrer a espiral, podemos escrever:

$$L = v \cdot t \quad (11.27)$$

Substituindo a Equação (11.27) na (11.26):

$$a_c = \frac{v^2 \cdot v \cdot t}{R_c \cdot L_e} \Rightarrow a_c = \frac{v^3 \cdot t}{R_c \cdot L_e} \quad (11.28)$$

Como a variação da aceleração centrífuga que atua sobre o veículo deve ser constante:

$$\frac{d}{dt}(a_c) = J \Rightarrow J = \frac{v^3}{R_c \cdot L_e} \quad (11.29)$$

O valor da constante J mede a solicitação radial ou reação transversal que experimentam os passageiros dos veículos devido à variação da força centrífuga.

O valor aceitável para J varia para cada condutor. Experiências comprovaram que os valores ideais estão entre 0,3 e 0,8 m/s³. BARNETT, em seu trabalho Transition Curves for Highways, recomenda o valor J_{máx} = 0,6 m/s³, valor este adotado pelo DNER.

Adotando J_{máx} = 0,6 m/s³, R_c em metros e V em km/h, o comprimento mínimo do trecho de transição, em metros, será:

$$Le_{min} = \frac{v^3}{J_{máx} \cdot R_c} = \frac{\left(\frac{V}{3,6}\right)^3}{0,6 \cdot R_c} \quad (11.30)$$

$$Le_{min} = 0,036 \cdot \frac{V^3}{R_c} \quad (11.31)$$

A Equação (11.31) é a chamada Fórmula de Barnett. O valor de Le (mínimo) é obtido em metros. Sempre que possível devem ser adotados para Le valores maiores do que o mínimo calculado pela Equação (11.28). Em geral adota-se:

$$L_e = 3 \cdot Le_{min}, \text{ desde que o valor obtido seja inferior a } Le_{máx}. \quad (11.32)$$

ou:

$$L_e = \frac{Le_{min} + Le_{máx}}{2} \quad (11.33)$$

11.4. COMPRIMENTO MÁXIMO DE TRANSIÇÃO

Corresponde a um valor nulo para o desenvolvimento do trecho circular (Dθ = 0), ou seja, as espirais se encontram. Então:

$$\theta = AC - 2 \cdot S_c = 0 \Rightarrow AC = 2 \cdot S_c \Rightarrow AC = 2 \cdot \frac{Le_{máx}}{2 \cdot R_c} \quad (11.34)$$

$$Le_{máx} = R_c \cdot AC \quad (11.35)$$

onde na Equação (11.35) Le_{máx} e R_c são expressos em metros e AC é expresso em radianos. Para AC em graus, a Equação (11.35) fica:

$$Le_{máx} = \frac{R_c \cdot AC^\circ \cdot \pi}{180^\circ} \quad (11.36)$$

11.5. ROTEIRO PARA CÁLCULO DOS ELEMENTOS GEOMÉTRICOS NA CONCORDÂNCIA COM CURVA COM TRANSIÇÃO EM ESPIRAL

1º.) Definição do raio da curva circular (R);

2º.) Com o valor de R , determina-se o comprimento da curva de transição mais adequado;

3º.) Com os valores de " l_e " e " R ", podem ser imediatamente colhidos os valores de alguns elementos geométricos que independem do Ângulo Central (AC), ou seja, Sc , Xc , Yc , p , q , ic , jc ; estes valores podem ser obtidos através do uso de tabelas ou podem ser calculados a partir das expressões apresentadas anteriormente;

4º.) Combinando-se os valores encontrados com o valor do Ângulo Central, determina-se o valor correspondente à Tangente Total (Ts), o ângulo central da curva circular (θ) e o desenvolvimento da curva circular ($D\theta$);

5º.) Abatendo-se o valor de Ts , em estacas, do valor da estaca correspondente ao PI , determina-se a estaca do TSE ou TSD;

6º.) Partindo-se da estaca do TSE ou TSD e somando-se o valor de Le , em estacas, tem-se a estaca do SC;

7º.) Partindo-se do valor da estaca do ponto correspondente ao SC e somando-se ao mesmo o valor de $D\theta$, em estacas, tem-se a estaca do CS;

8º.) Partindo-se da estaca do ponto CS, mais o valor de Le , em estacas, tem-se a estaca do ponto correspondente ao ST.

EXEMPLO:

Numa curva de uma rodovia, temos os seguintes elementos: $V = 80$ km/h, $\Delta = 35^\circ$, $R_c = 500$ m e EST $PI = EST\ 228 + 17,00$ m. Determinar: Lemín, Lemáx, Leadotado, Sc , Xc , Yc , θ , p , q , Ts , E , Est TS, Est SC, Est CS, Est ST.

[Anterior](#) | [Proximo](#)

Desenvolvido Por Edivaldo Lins Macedo