

Mecanismos

Prof. Jorge Luiz Erthal

Síntese de mecanismos articulados

Geração de função

Referência

Mabie, H. H. e Reinholtz, C. F.. MECHANISMS AND DYNAMICS OF MACHINERY. New York:John Wiley, 1987

O capítulo referente à síntese encontra-se disponível no “ftpdemec”.

Nesta aula

- Classificação dos problemas de síntese cinemática
- Síntese para Geração de Função
 - Espaçamento dos pontos de precisão
 - Projeto de um mecanismo de 4 barras
 - Exemplo

Síntese de mecanismos

Definição:

Obtenção das dimensões (geometria) de um mecanismo que proporcione um movimento desejado.

Classificação dos problemas de síntese de mecanismos

- Síntese de tipo (engrenagem, cames, articulados,...)
- Síntese de número (cadeia simples, composta,...)
- Síntese dimensional (comprimentos dos elos)
 - Geração de função
 - Geração de percurso
 - Orientação de objeto

Geração de função

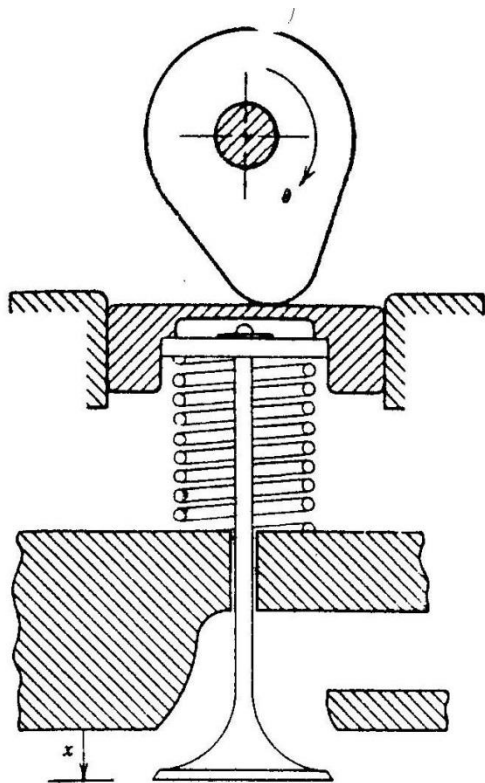
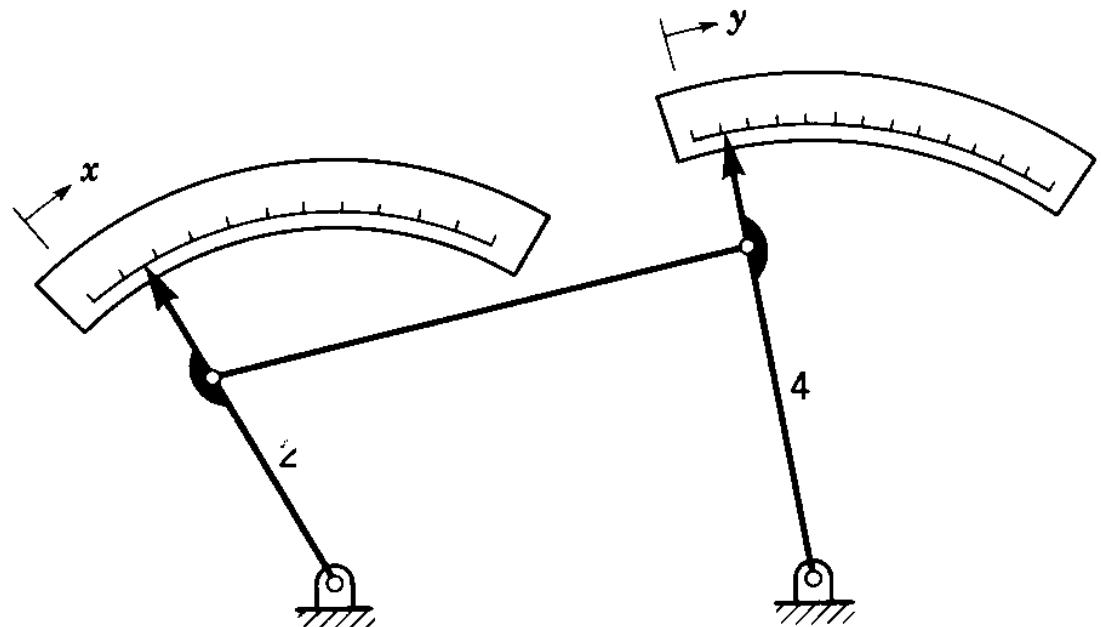
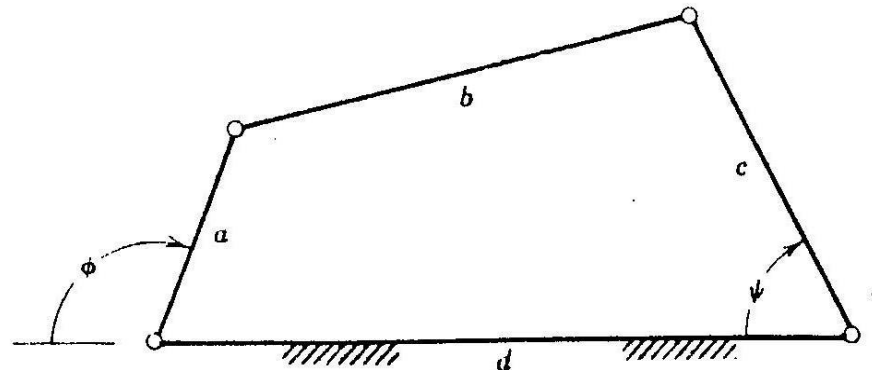


FIGURE 11.2



Geração de percurso

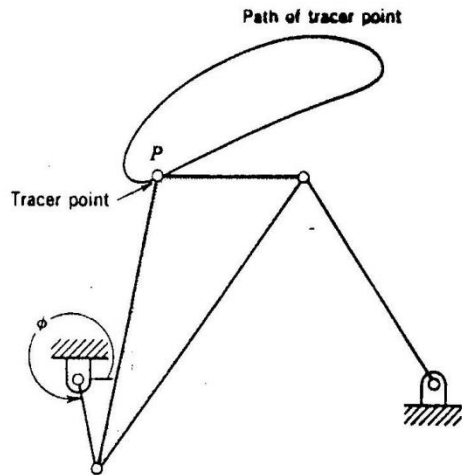


FIGURE 11.3

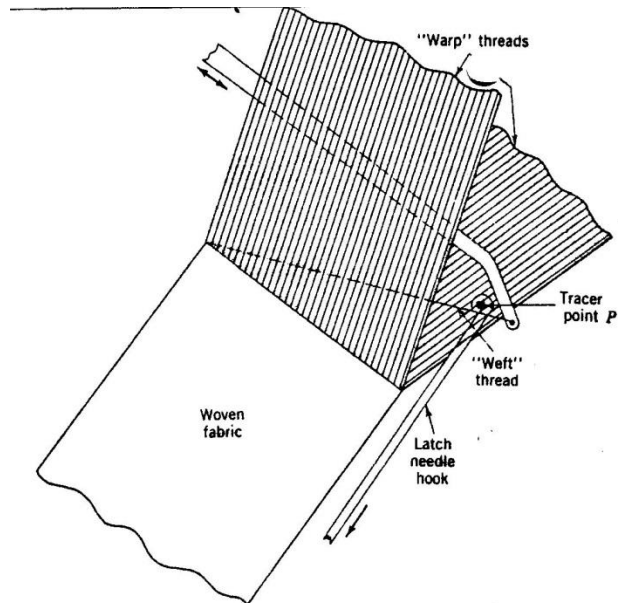
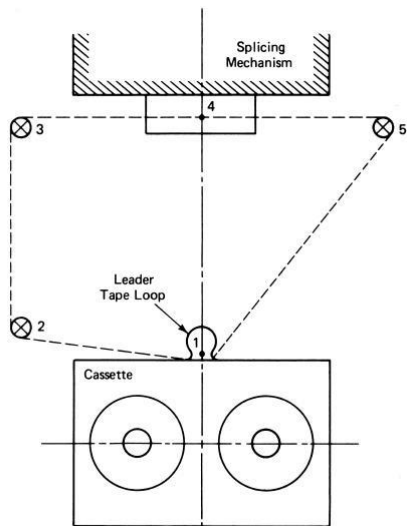


FIGURE 11.4 An industrial loom.



14/09/2017

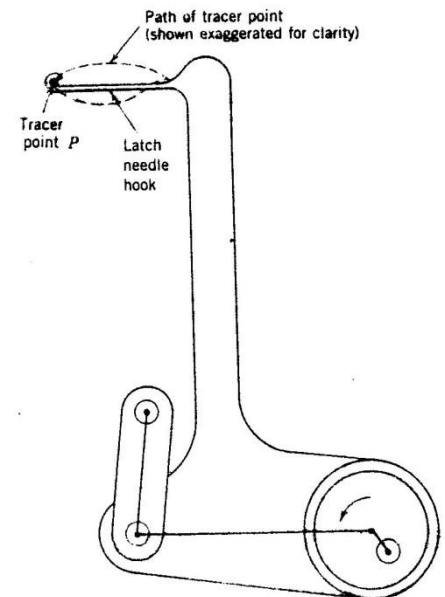
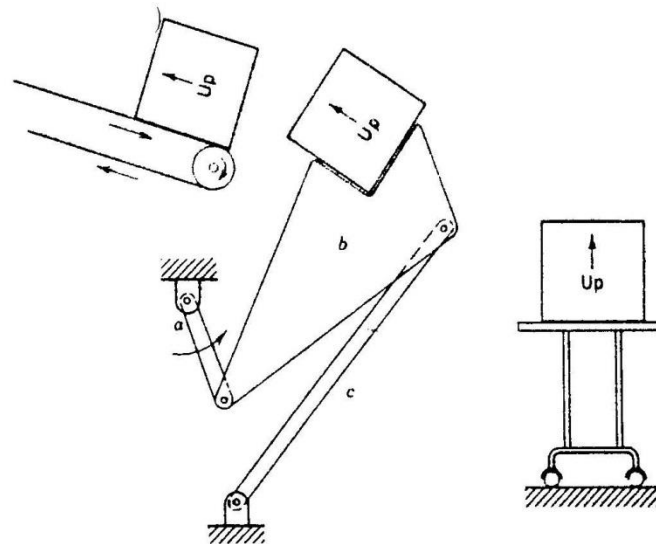
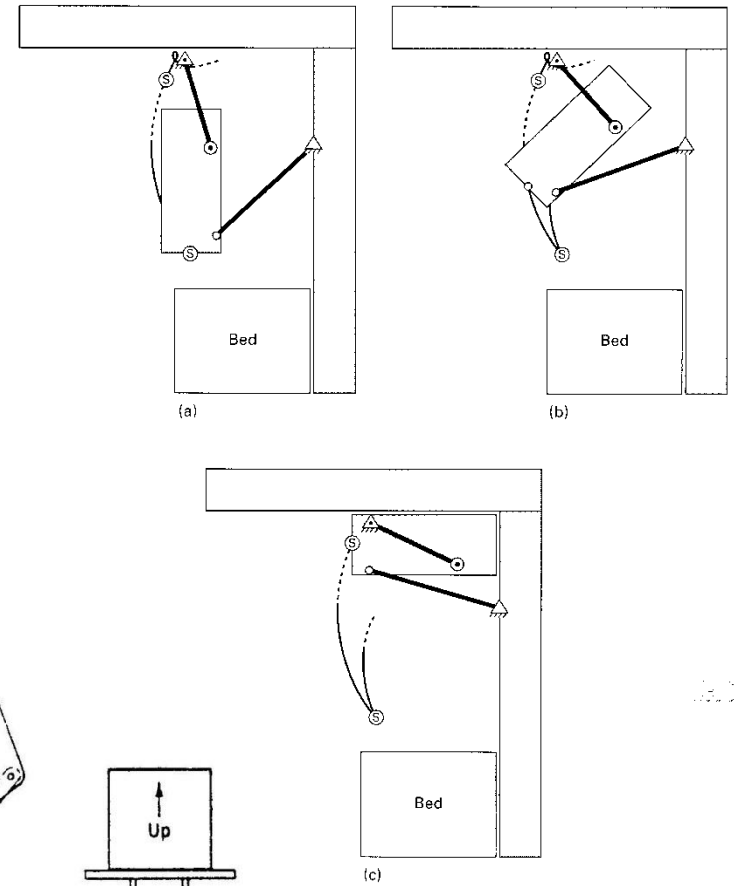
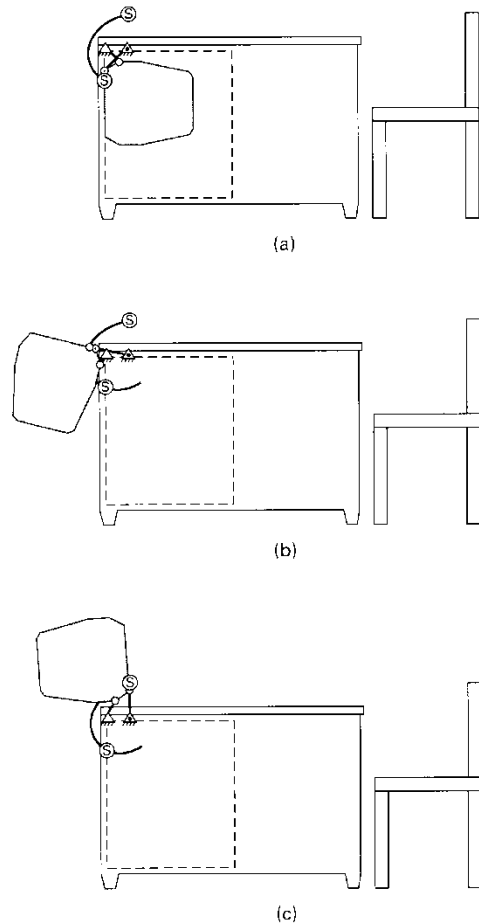


FIGURE 11.5 Path generating mechanism used in the loom of Fig. 11.4.

Orientação de objeto



Síntese de mecanismos

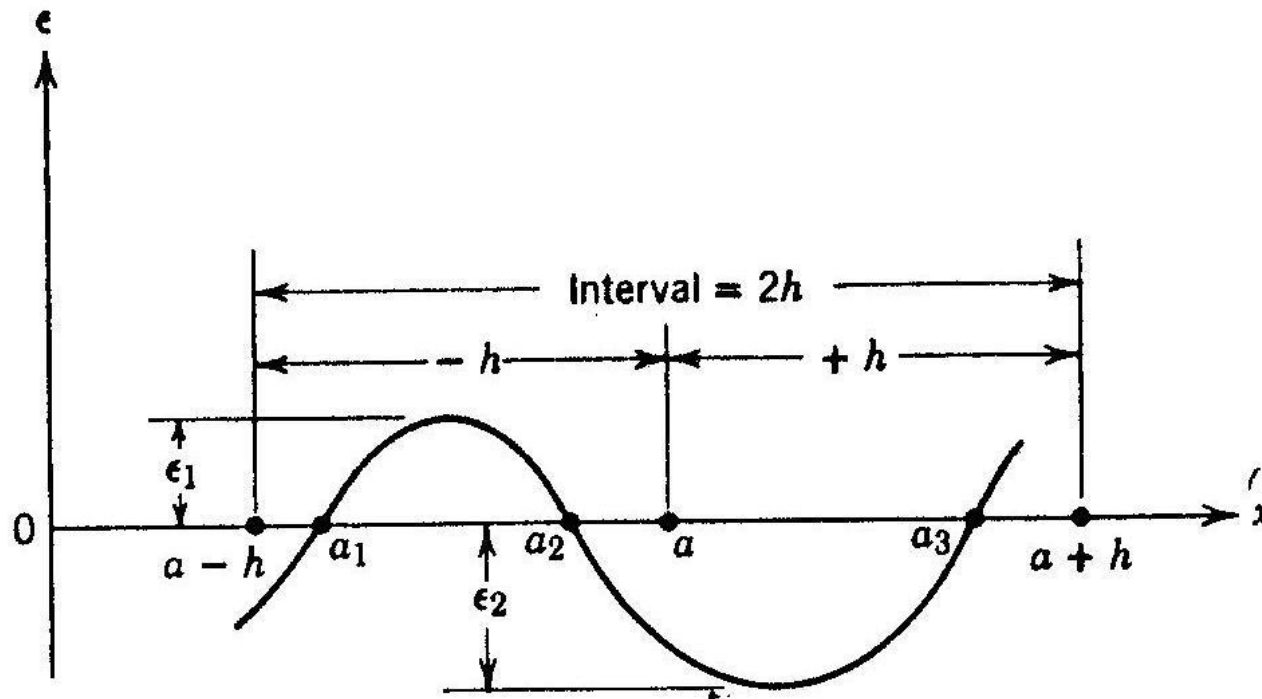


Erros:

- **Estrutural** (movimento desejado x movimento real)
- **Mecânico** (qualidade de fabricação, folgas e tolerâncias)

Síntese para geração de função

Pontos de precisão (erro = 0)



$$\epsilon = f(x) - g(x)$$

$f(x)$ = função desejada

$g(x)$ = função produzida

Síntese para geração de função

Espaçamento de Chebyshev

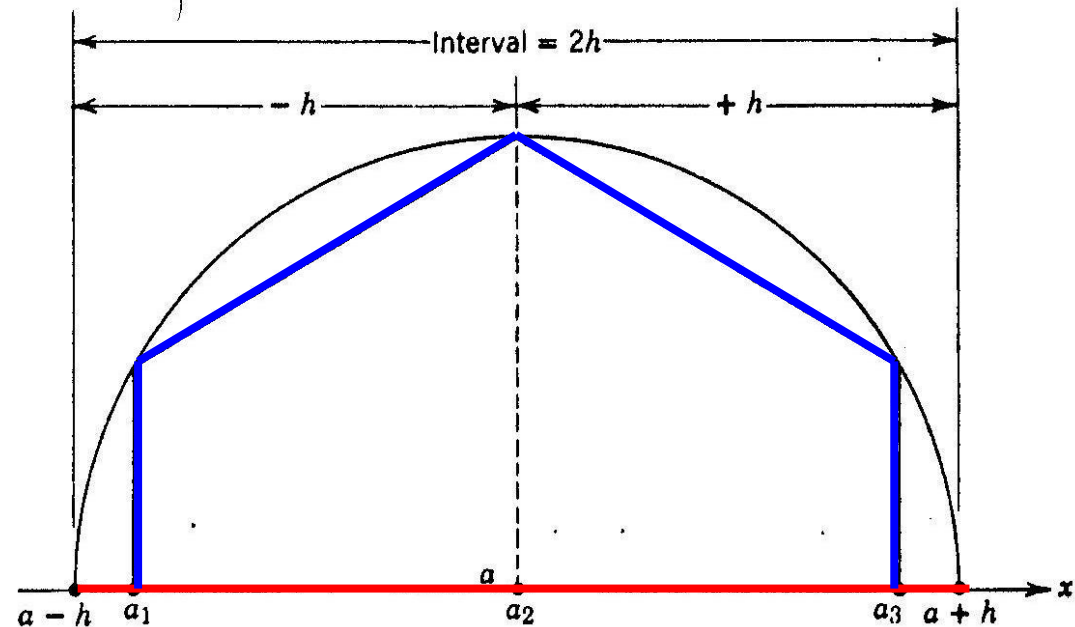


FIGURE 11.9

$$a_j = a - h \cdot \cos \left[\frac{\pi \cdot \left(j - \frac{1}{2} \right)}{n} \right]$$

$$j := 1 .. n$$

n = número de pontos de precisão

a_j = pontos de Chebyshev

a = ponto central do intervalo

h = comprimento de meio intervalo

Síntese para geração de função

Espaçamento de Chebyshev para **3 pontos de precisão**

$$a_1 = a - h \cdot \cos\left(\frac{\pi}{6}\right)$$

$$a_2 = a$$

$$a_3 = a - h \cdot \cos\left(\frac{5\pi}{6}\right)$$

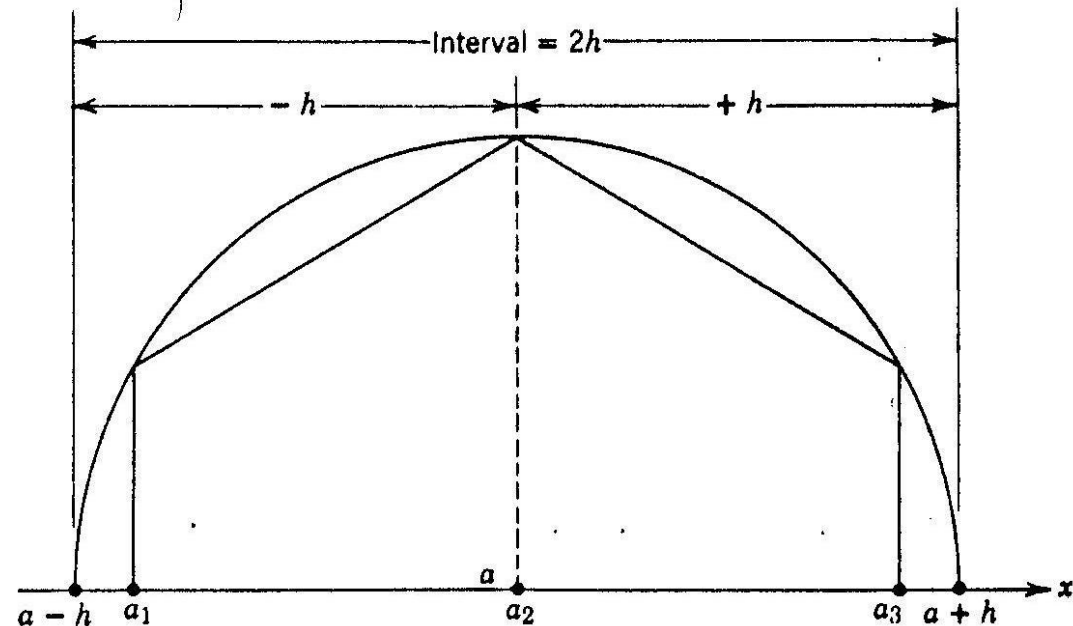


FIGURE 11.9

Síntese para geração de função

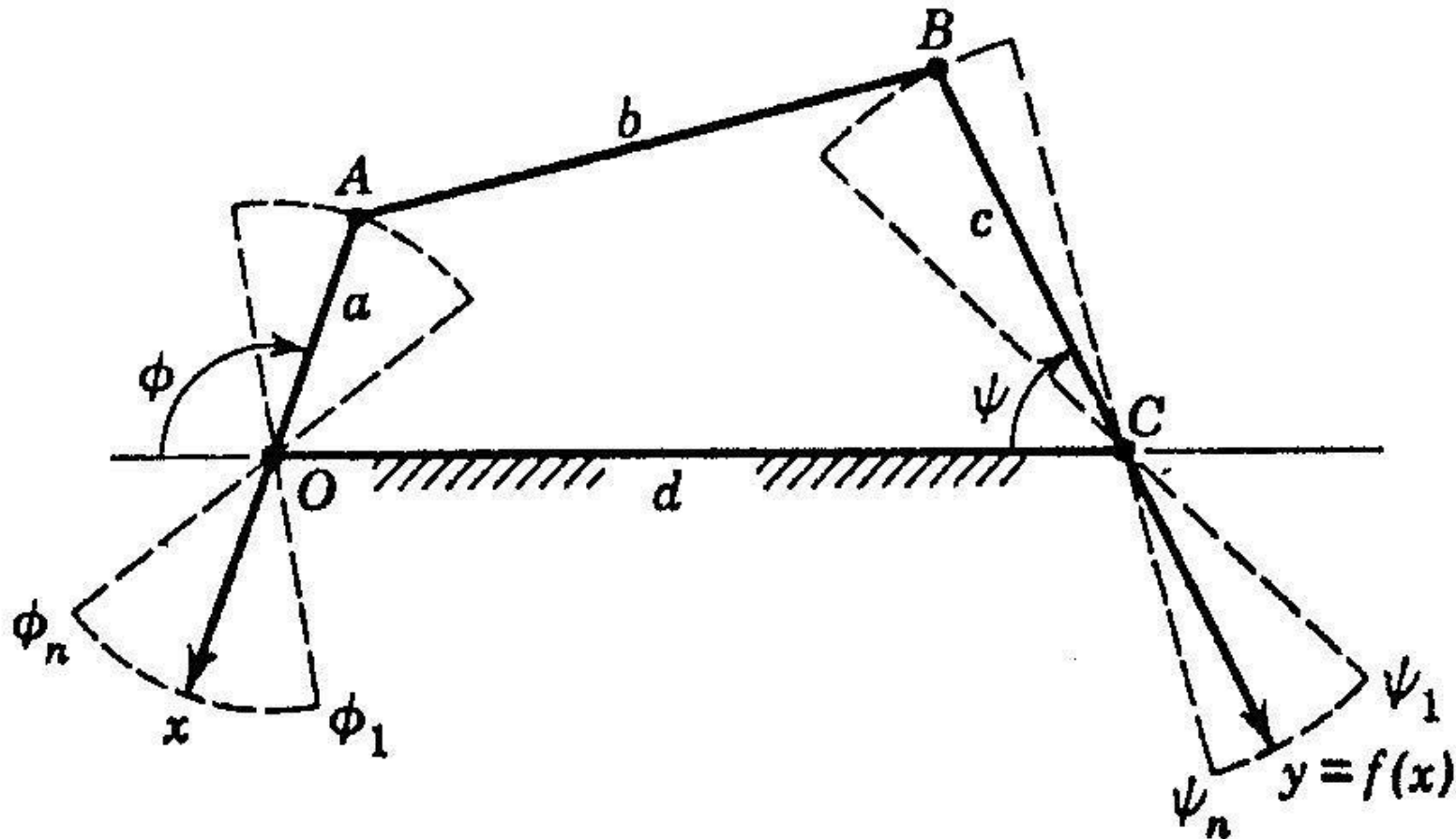
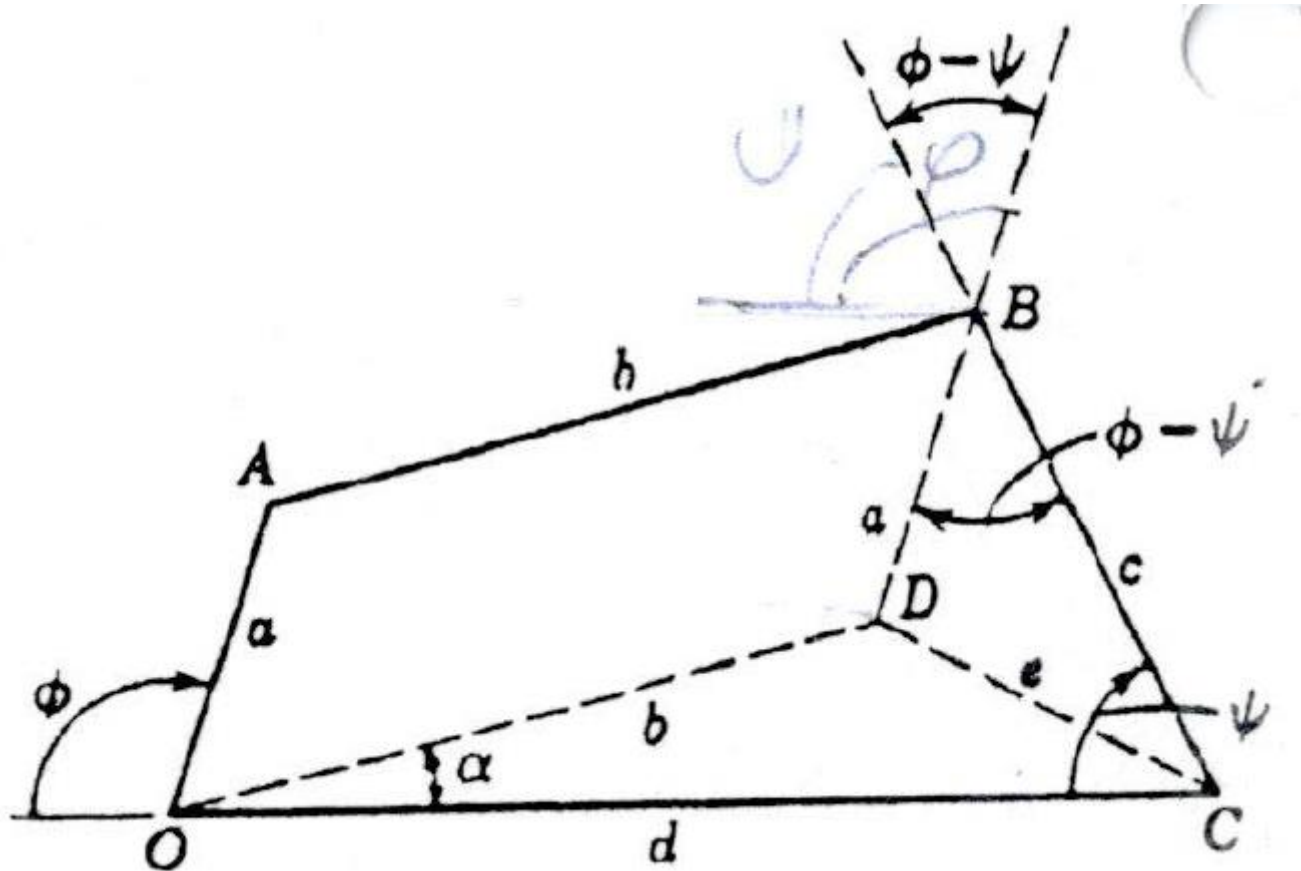
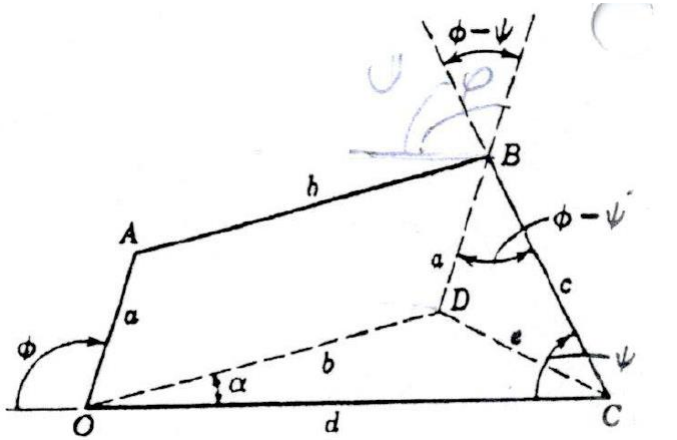


FIGURE 11.11

Síntese para geração de função



Síntese para geração de função



$$a \cos(\pi - \phi) + b \cos \alpha + c \cos \psi = d \quad (11.2)$$

By applying the law of cosines to triangle DOC ,

$$e^2 = b^2 + d^2 - 2bd \cos \alpha \quad (11.3)$$

Also from triangle DBC ,

$$e^2 = a^2 + c^2 - 2ac \cos(\phi - \psi) \quad (11.4)$$

Solving Eqs. 11.3 and 11.4 for $b \cos \alpha$ gives

$$b \cos \alpha = \frac{b^2 + d^2 - a^2 - c^2 + 2ac \cos(\phi - \psi)}{2d} \quad (11.5)$$

By substituting Eq. 11.5 into Eq. 11.2 and letting $\cos(\pi - \phi) = -\cos \phi$,

$$a^2 - b^2 + c^2 + d^2 + 2ad \cos \phi - 2cd \cos \psi = 2ac \cos(\phi - \psi) \quad (11.6)$$

By dividing by $2ac$,

$$\frac{a^2 - b^2 + c^2 + d^2}{2ac} + \frac{d}{c} \cos \phi - \frac{d}{a} \cos \psi = \cos(\phi - \psi)$$

By letting

$$\begin{aligned} R_1 &= \frac{d}{c} \\ R_2 &= \frac{d}{a} \\ R_3 &= \frac{a^2 - b^2 + c^2 + d^2}{2ac} \end{aligned} \quad (11.8)$$

Eq. 11.7 becomes

$$R_1 \cos \phi - R_2 \cos \psi + R_3 = \cos(\phi - \psi) \quad (11.9)$$

$$R_1 \cos \phi_1 - R_2 \cos \psi_1 + R_3 = \cos(\phi_1 - \psi_1) \quad (11.10)$$

$$R_1 \cos \phi_2 - R_2 \cos \psi_2 + R_3 = \cos(\phi_2 - \psi_2)$$

$$R_1 \cos \phi_3 - R_2 \cos \psi_3 + R_3 = \cos(\phi_3 - \psi_3)$$

In solving the simultaneous equations 11.10, let

$$\cos \phi_1 - \cos \phi_2 = w_1$$

$$\cos \phi_1 - \cos \phi_3 = w_2$$

$$\cos \psi_1 - \cos \psi_2 = w_3$$

$$\cos \psi_1 - \cos \psi_3 = w_4$$

$$\cos(\phi_1 - \psi_1) - \cos(\phi_2 - \psi_2) = w_5$$

$$\cos(\phi_1 - \psi_1) - \cos(\phi_3 - \psi_3) = w_6$$

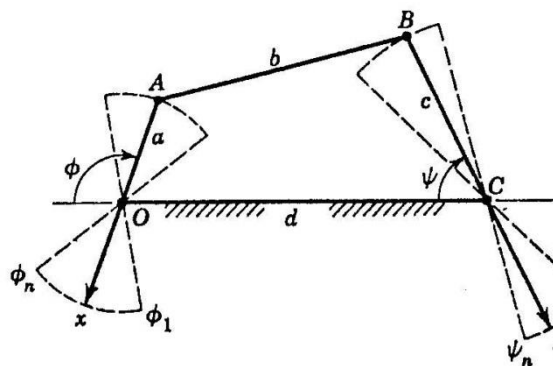
Then,

$$R_1 = \frac{w_3 w_6 - w_4 w_5}{w_2 w_3 - w_1 w_4}$$

$$R_2 = \frac{w_1 w_6 - w_2 w_5}{w_2 w_3 - w_1 w_4}$$

$$R_3 = \cos(\phi_1 - \psi_1) + R_2 \cos \psi_1 - R_1 \cos \phi_1 \quad (11.11)$$

Síntese para geração de função



· *Relações de comprimentos*

$$R1 := \frac{w3 \cdot w6 - w4 \cdot w5}{w2 \cdot w3 - w1 \cdot w4}$$

$$R2 := \frac{w1 \cdot w6 - w2 \cdot w5}{w2 \cdot w3 - w1 \cdot w4}$$

$$R3 := \cos(\varphi_1 - \psi_1) + R2 \cdot \cos(\psi_1) - R1 \cdot \cos(\varphi_1)$$

Variáveis auxiliares

$$w1 := \cos(\varphi_1) - \cos(\varphi_2)$$

$$w2 := \cos(\varphi_1) - \cos(\varphi_3)$$

$$w3 := \cos(\psi_1) - \cos(\psi_2)$$

$$w4 := \cos(\psi_1) - \cos(\psi_3)$$

$$w5 := \cos(\varphi_1 - \psi_1) - \cos(\varphi_2 - \psi_2)$$

$$w6 := \cos(\varphi_1 - \psi_1) - \cos(\varphi_3 - \psi_3)$$

Comprimentos

$$a := \frac{d}{R2} \qquad c := \frac{d}{R1}$$

$$b := \sqrt{a^2 + c^2 + d^2 - 2 \cdot a \cdot c \cdot R3}$$

Exemplo

EXEMPLO 11-1 (Mabie) - Síntese para geração de função

Projetar um mecanismo de quatro elos para gerar $y = x^{1.5}$ onde x varia entre 1,0 e 4,0.
Utilizar espaçamento de Chebyshev e considerar:

| | |
|---------------------------|---------------------------------|
| função | $f(x) := x^{1.5}$ |
| ângulo inicial na entrada | $\varphi_s := 30\text{deg}$ |
| ângulo inicial na saída | $\psi_s := 90\text{deg}$ |
| variação na entrada | $\Delta\varphi := 90\text{deg}$ |
| variação na saída | $\Delta\psi := 90\text{deg}$ |
| comprimento do elo fixo | $d := 1$ |

Exemplo

1 - Variação da função

| | | | |
|----------------|------------|-----------------|-----------|
| <i>início:</i> | $x_s := 1$ | $y_s := f(x_s)$ | $y_s = 1$ |
| <i>final:</i> | $x_f := 4$ | $y_f := f(x_f)$ | $y_f = 8$ |

Exemplo

2 - Definição dos pontos de precisão:

ponto médio do intervalo:

$$a := \frac{x_f + x_s}{2} \quad a = 2.5$$

número de pontos de precisão:

$$n := 3$$

metade do intervalo:

$$h := \frac{x_f - x_s}{2} \quad h = 1.5$$

pontos de Chebyshev:

$$j := 1..n$$

$$x_j := a - h \cdot \cos \left[\frac{\pi \cdot \left(j - \frac{1}{2} \right)}{n} \right]$$

$$y_j := f(x_j)$$

$$x_1 = 1.201$$

$$y_1 = 1.3161$$

$$x_2 = 2.5$$

$$y_2 = 3.9528$$

$$x_3 = 3.799$$

$$y_3 = 7.4048$$

Exemplo

3 - Transformação dos pontos para ângulos

$$\varphi_j := \varphi_s + (x_j - x_s) \cdot \frac{\Delta\varphi}{(x_f - x_s)}$$

$$\psi_j := \psi_s + (y_j - y_s) \cdot \frac{\Delta\psi}{(y_f - y_s)}$$

ponto 1: $\varphi_1 = 36.0289 \cdot \text{deg}$

$$\psi_1 = 94.0643 \cdot \text{deg}$$

ponto 2: $\varphi_2 = 75 \cdot \text{deg}$

$$\psi_2 = 127.9652 \cdot \text{deg}$$

ponto 3: $\varphi_3 = 113.9711 \cdot \text{deg}$

$$\psi_3 = 172.3468 \cdot \text{deg}$$

Exemplo

4 - variáveis auxiliares

$$w1 := \cos(\varphi_1) - \cos(\varphi_2)$$

$$w1 = 0.5499$$

$$w2 := \cos(\varphi_1) - \cos(\varphi_3)$$

$$w2 = 1.215$$

$$w3 := \cos(\psi_1) - \cos(\psi_2)$$

$$w3 = 0.5443$$

$$w4 := \cos(\psi_1) - \cos(\psi_3)$$

$$w4 = 0.9202$$

$$w5 := \cos(\varphi_1 - \psi_1) - \cos(\varphi_2 - \psi_2)$$

$$w5 = -0.0729$$

$$w6 := \cos(\varphi_1 - \psi_1) - \cos(\varphi_3 - \psi_3)$$

$$w6 = 5.0463 \times 10^{-3}$$

Exemplo

5 - Relações de comprimentos

$$R1 := \frac{w3 \cdot w6 - w4 \cdot w5}{w2 \cdot w3 - w1 \cdot w4} \qquad R1 = 0.4497$$

$$R2 := \frac{w1 \cdot w6 - w2 \cdot w5}{w2 \cdot w3 - w1 \cdot w4} \qquad R2 = 0.5882$$

$$R3 := \cos(\varphi_1 - \psi_1) + R2 \cdot \cos(\psi_1) - R1 \cdot \cos(\varphi_1) \qquad R3 = 0.124$$

Exemplo

6 - Comprimentos

$$d = 1$$

$$a := \frac{d}{R2}$$

$$a = 1.7$$

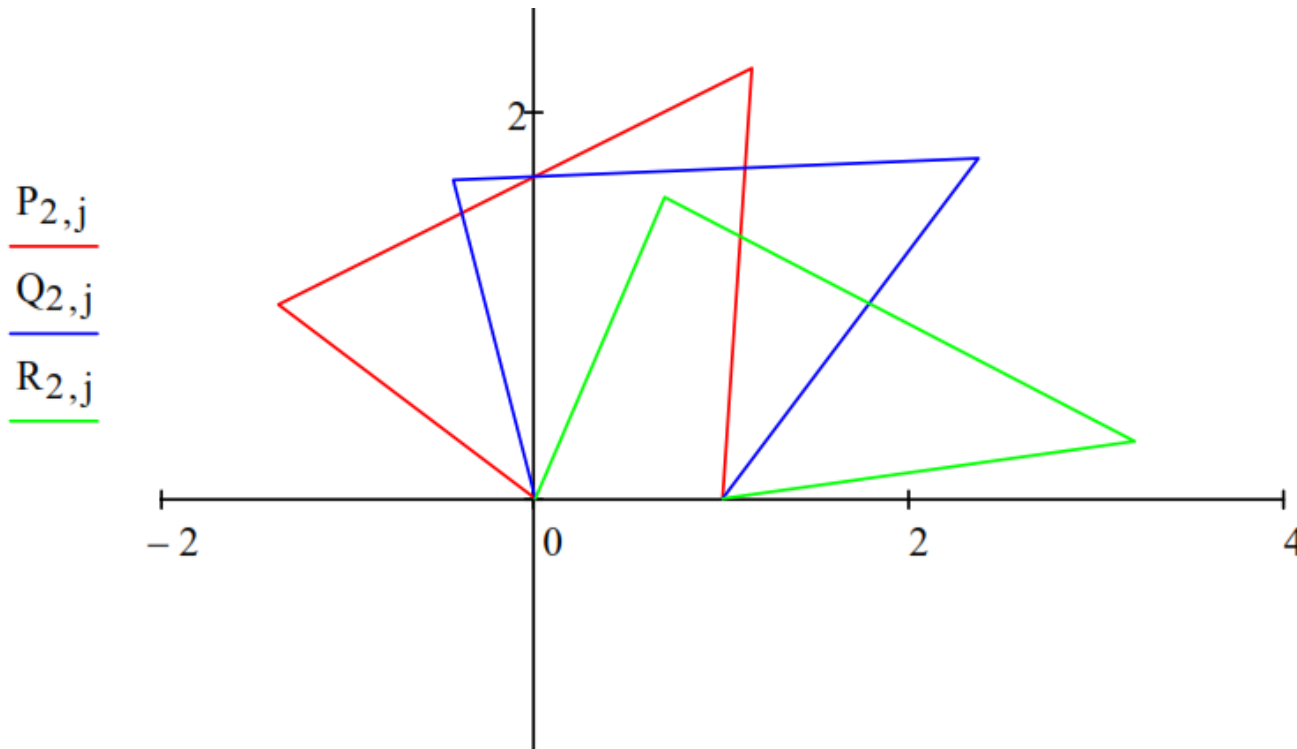
$$c := \frac{d}{R1}$$

$$c = 2.2238$$

$$b := \sqrt{(a^2 + c^2 + d^2 - 2 \cdot a \cdot c \cdot R3)}$$

$$b = 2.8102$$

Exemplo



$$\psi_s = 90 \cdot \text{deg}$$

$$\Delta\psi = 90 \cdot \text{deg}$$

$$a = 1.7$$

$$b = 2.8102$$

$$c = 2.2238$$

$$d = 1$$

Exemplo

8 - Verificação do mecanismo

Dados do mecanismo:

$$\varphi_s = 30 \cdot \text{deg}$$

$$\Delta\varphi = 90 \cdot \text{deg}$$

$$\psi_s = 90 \cdot \text{deg}$$

$$\Delta\psi = 90 \cdot \text{deg}$$

$$\varphi_f := \varphi_s + \Delta\varphi$$

$$\varphi_f = 120 \cdot \text{deg}$$

$$\psi_f := \psi_s + \Delta\psi$$

$$\psi_f = 180 \cdot \text{deg}$$

Incremento de φ :

$$\varphi_{\text{incr}} := 1 \text{deg}$$

Solução numérica da posição

variação de φ : $\varphi := \varphi_s, \varphi_s + \varphi_{\text{incr}} .. \varphi_f$

valores iniciais das variáveis secundárias: $\theta := 20 \text{deg}$ $\psi := 100 \text{deg}$

solução numérica:

Given

$$-a \cdot \cos(\varphi) + b \cdot \cos(\theta) + c \cdot \cos(\psi) - d = 0$$

$$a \cdot \sin(\varphi) + b \cdot \sin(\theta) - c \cdot \sin(\psi) = 0$$

$$\text{sol}(\varphi) := \text{Find}(\theta, \psi)$$

Elo intermediário: $\Theta(\varphi) := \text{sol}(\varphi)_1$

Elo de saída: $\Psi(\varphi) := \text{sol}(\varphi)_2$

Exemplo

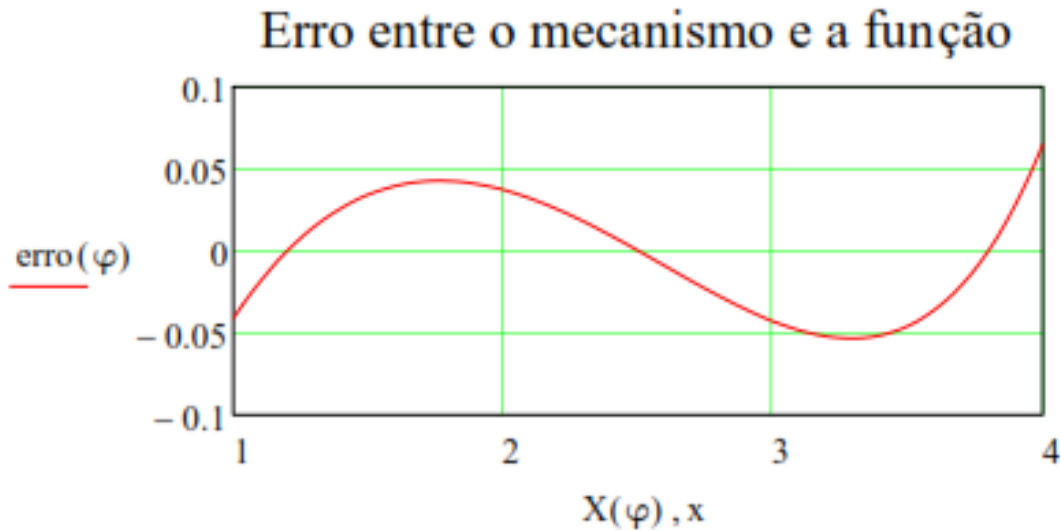
Correspondência dos ângulos com as ecalas x e y:

$$X(\varphi) := \frac{\varphi - \varphi_s}{\varphi_f - \varphi_s} \cdot (x_f - x_s) + x_s$$

$$Y(\varphi) := \frac{\Psi(\varphi) - \psi_s}{\psi_f - \psi_s} \cdot (y_f - y_s) + y_s$$

Correspondência de $X(\varphi)$ com a função $x^{1.5}$ $Y_f(\varphi) := f(X(\varphi))$

Erro entre o mecanismo e a função: $\text{erro}(\varphi) := Y(\varphi) - Y_f(\varphi)$



Exercício

1-Sintetizar um mecanismo de quatro barras para gerar aproximadamente a função $y = \sqrt{x}$, onde x varia de 0 a 1. Os ângulos para as posições iniciais dos elos de entrada e saída valem 45° e as variações na entrada e na saída valem, respectivamente, $\Delta\phi = 90^\circ$ e $\Delta\psi = 60^\circ$. Considerar o comprimento do elo fixo igual a 1. Utilizar como pontos de precisão:

- a) Os extremos e o ponto médio do intervalo de entrada
- b) O espaçamento de Chebyshev

Respostas:

1-a) $a = 2,717$; $b = 0,887$; $c = 2,889$; $d = 1$

1-b) $a = 1,575$; $b = 1,163$; $c = 2,319$; $d = 1$