

**Universidad Tecnológica de  
Panamá  
Facultad de Ingeniería Mecánica**

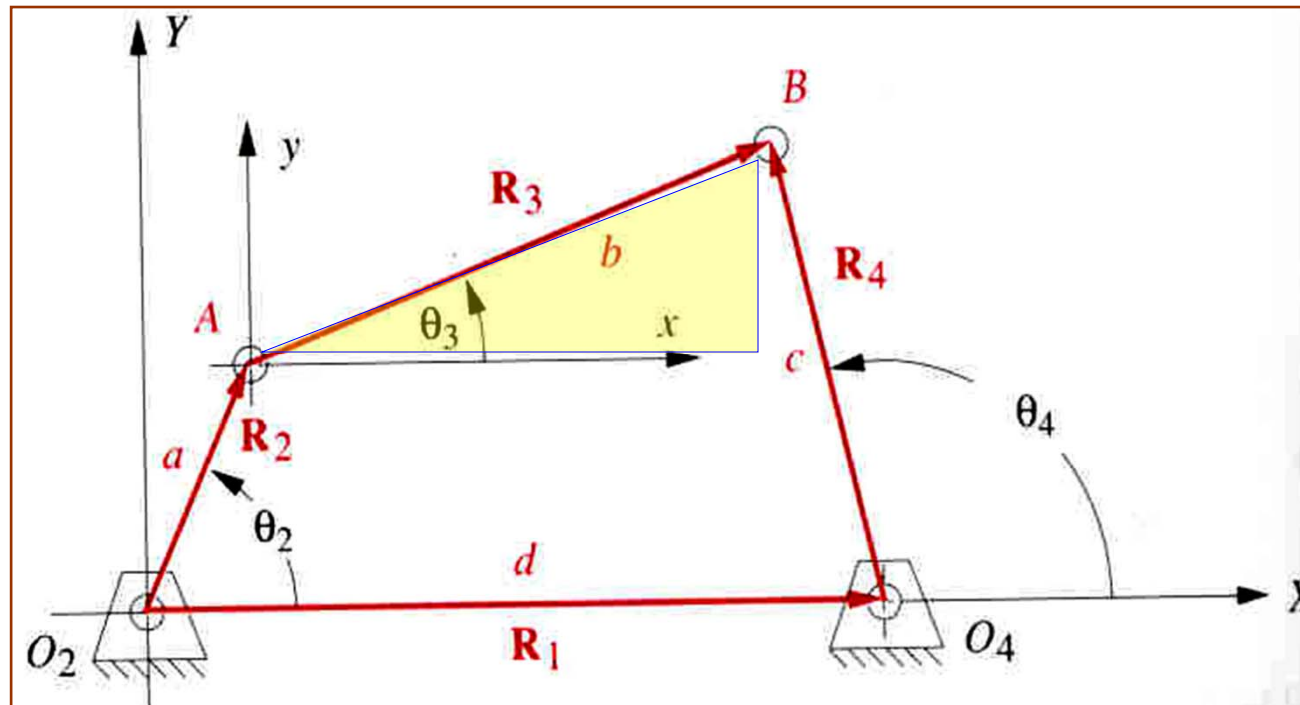


# Capítulo 4

## ANÁLISIS DE POSICIÓN

Todas las figuras fueron tomadas del libro Diseño de Maquinaria,  
3rd ed. Robert Norton 2003

## SISTEMA DE COORDENADAS:



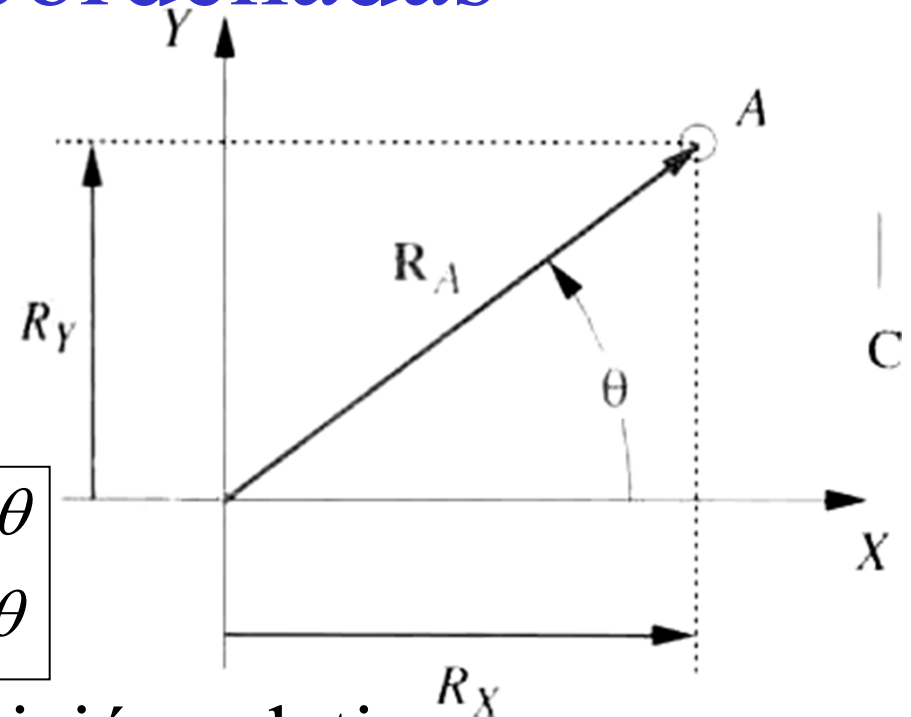
- ❑ GLOBAL, se refiere a la orientación sobre un eje fijo (eslabón tierra)
- ❑ LOCAL, se refiere a la orientación sobre un eje fijo (junta, CG, etc.)

# Sistemas de coordenadas

- Cartesiano ( $R_x, R_y$ )
- Polar ( $R_A, \theta$ )
- Convertir entre los dos

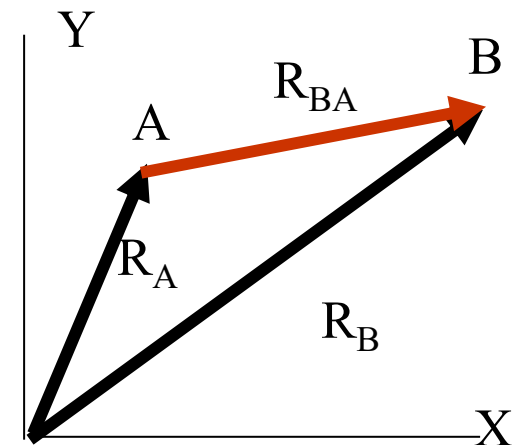
$$R_A = \sqrt{R_x^2 + R_y^2}$$
$$\theta = \arctan(R_y / R_x)$$

$$R_x = R_A \cos \theta$$
$$R_y = R_A \sin \theta$$



- Diferencia de posición, posición relativa
- Diferencia (un punto, dos veces)
  - relative (two points, same time)

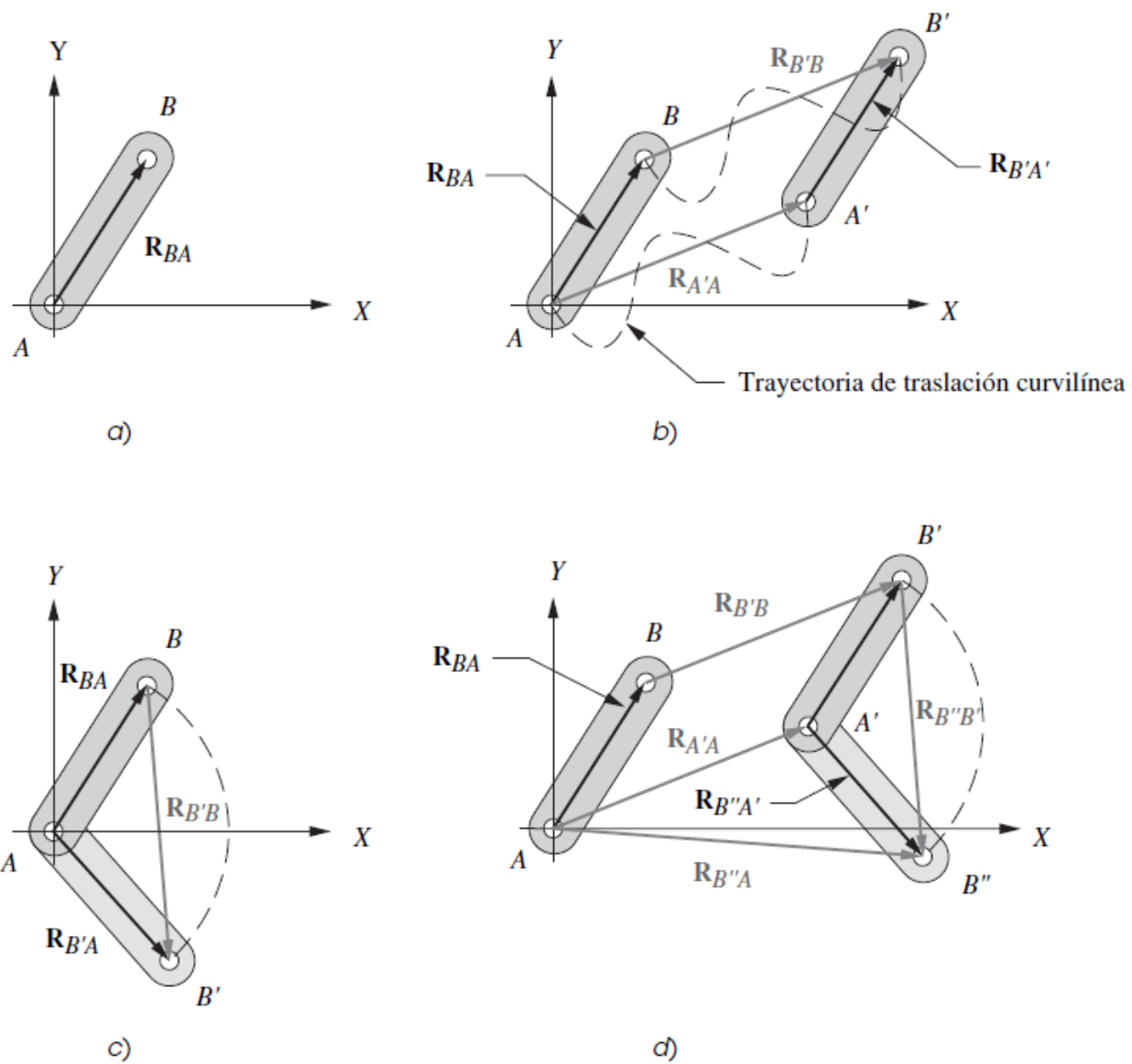
$$\mathbf{R}_{BA} = \mathbf{R}_B - \mathbf{R}_A$$



- Posición: La posición de un punto en el plano puede definirse por medio de un vector de posición.
- Desplazamiento: El desplazamiento de un punto es el cambio en su posición y se define como la distancia en línea recta entre la posición inicial y final de un punto que se ha movido en el marco de referencia. Difiere de la trayectoria.

## 4.3 Traslación, rotación y movimiento complejo

- Traslación: mantiene el mismo ángulo
- Rotación: un punto no se mueve
- Movimiento complejo: una combinación de rotación y traslación

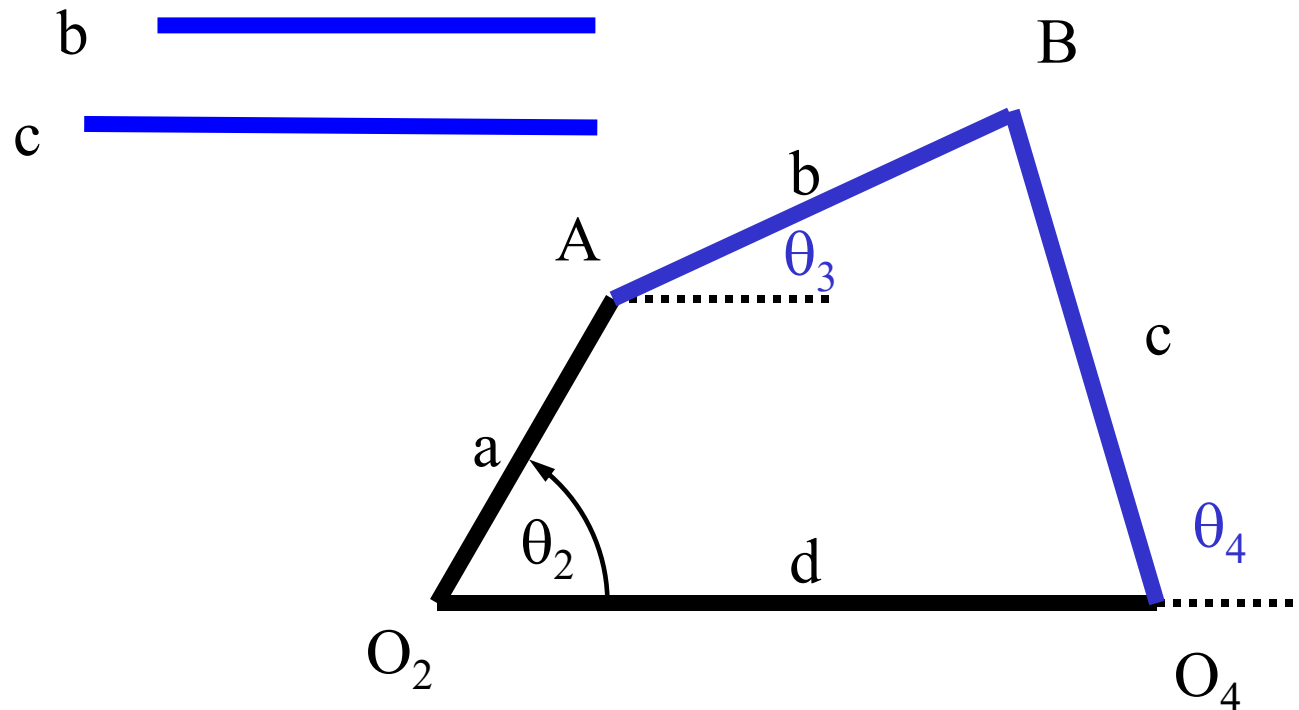


**FIGURA 4-3**

Traslación, rotación y movimiento complejo

## 4.4 Análisis gráfico de la posición de mecanismos articulados

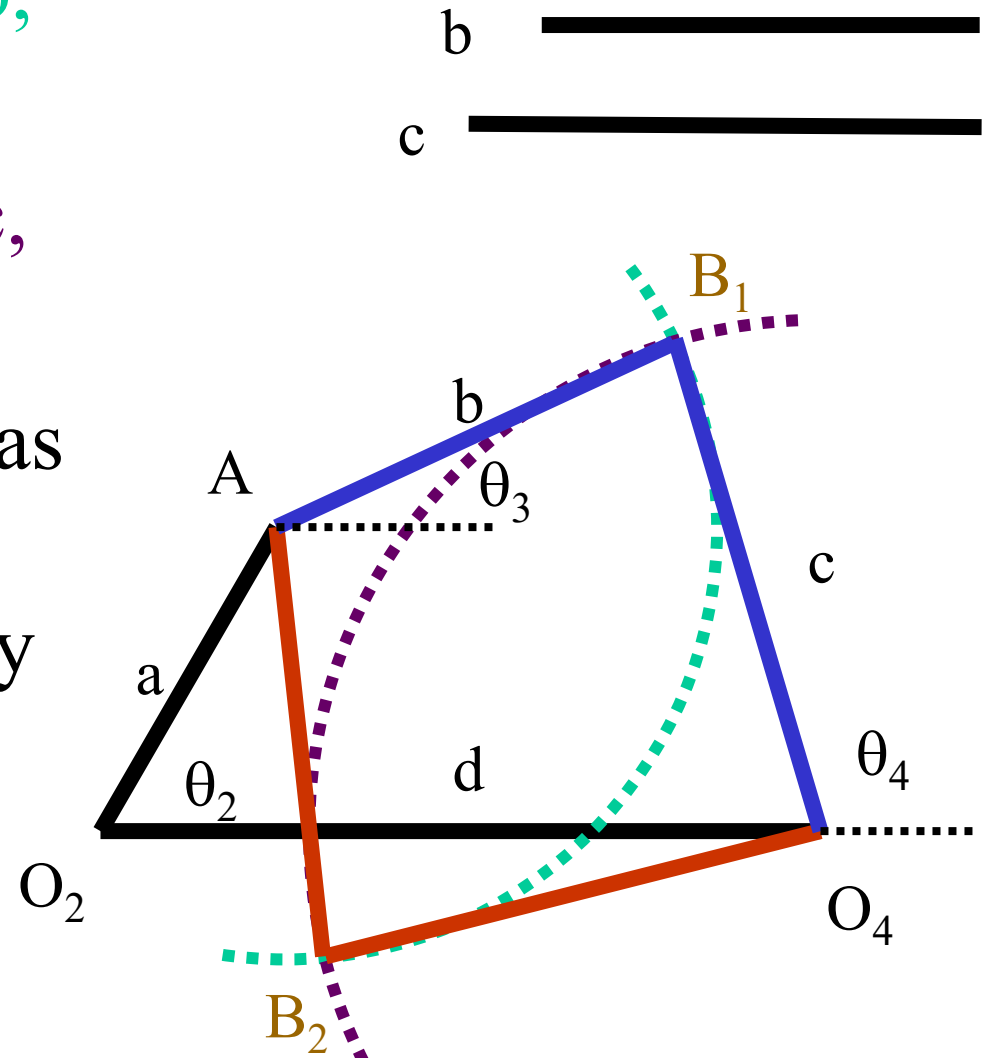
Dada la longitud de los enlaces ( $a$ ,  $b$ ,  $c$ ,  $d$ ), la posición del eslabón tierra y  $\theta_2$ . Encontrar  $\theta_3$  y  $\theta_4$





## 4.4 Análisis gráfico de la posición de mecanismos articulados

- Trace un arco de radio  $b$ , centrado en  $A$
- Trace un arco de radio  $c$ , centrado en  $O_4$
- Las **intersecciones** son las dos posibles posiciones para el eslabón, **abierto** y **cruzado**.



## 4.5 Análisis algebraico de posición de mecanismos

Obtener coordenadas del punto A:

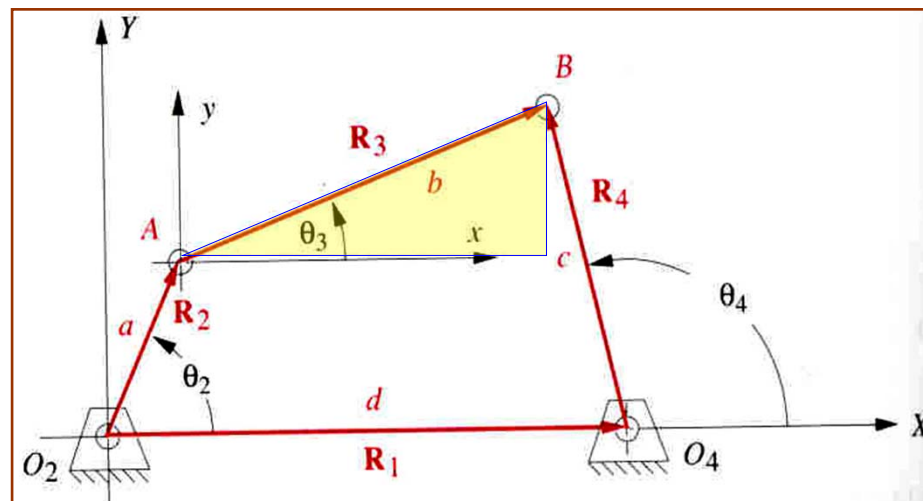
$$A_x = a \cos \theta_2$$

$$A_y = a \sin \theta_2$$

Obtener coordenadas del  
punto B:

$$b^2 = (B_x - A_x)^2 + (B_y - A_y)^2$$

$$c^2 = (B_x - d)^2 + B_y^2$$



**Estas son 2 ecuaciones en 2 incógnitas:  $B_x$  y  $B_y$**

**Ver solución en páginas de libros de texto 162, 163.**

## 4.5 Análisis algebraico de posición de mecanismos

$$B_x = \frac{a^2 - b^2 + c^2 - d^2}{2(A_x - d)} - \frac{2A_y B_y}{2(A_x - d)} = S - \frac{2A_y B_y}{2(A_x - d)} \quad (4.2d)$$

$$B_y^2 + \left( S - \frac{A_y B_y}{A_x - d} - d \right)^2 - c^2 = 0 \quad (4.2e)$$

$$B_y = \frac{-Q \pm \sqrt{Q^2 - 4PR}}{2P} \quad (4.2f)$$

donde:

$$P = \frac{A_y^2}{(A_x - d)^2} + 1$$

$$R = (d - S)^2 - c^2$$

$$Q = \frac{2A_y(d - S)}{A_x - d}$$

$$S = \frac{a^2 - b^2 + c^2 - d^2}{2(A_x - d)}$$

## 4.5 Análisis algebraico de posición de mecanismos

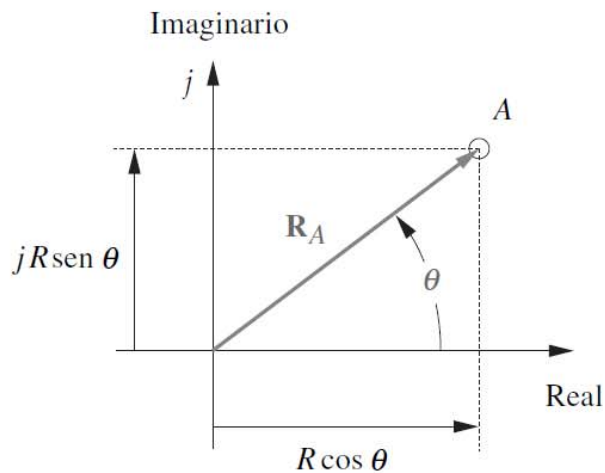
$$\theta_3 = \tan^{-1} \left( \frac{B_y - A_y}{B_x - A_x} \right)$$
$$\theta_4 = \tan^{-1} \left( \frac{B_y}{B_x - d} \right)$$
(4.2g)

# Números complejos como vectores

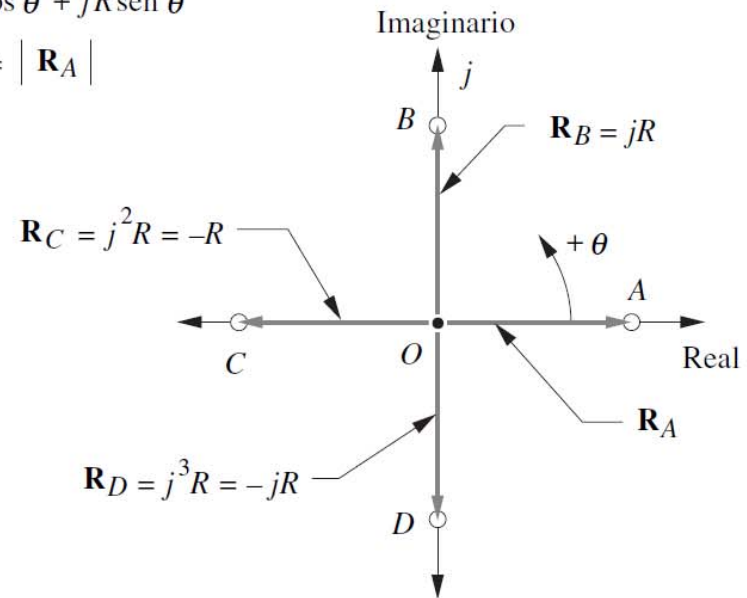
Forma polar:  $R e^{j\theta}$

Forma cartesiana:  $R \cos \theta + jR \sin \theta$

$$R = |\mathbf{R}_A|$$



a) Representación de un número complejo de un vector de posición



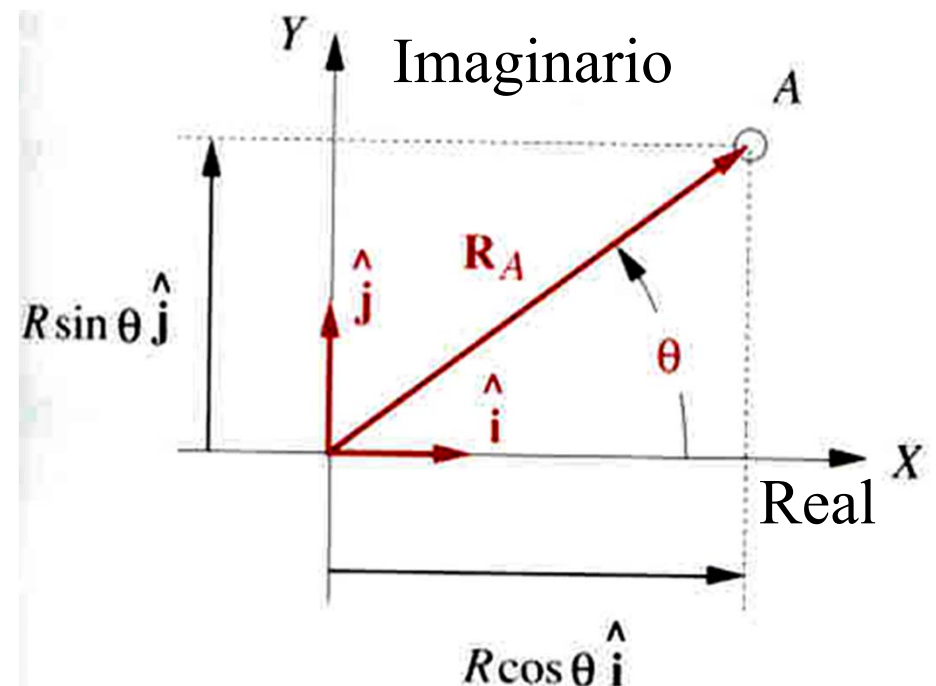
b) Rotaciones vectoriales en el plano complejo

**FIGURA 4-8**

Representación de un número complejo de vectores en el plano

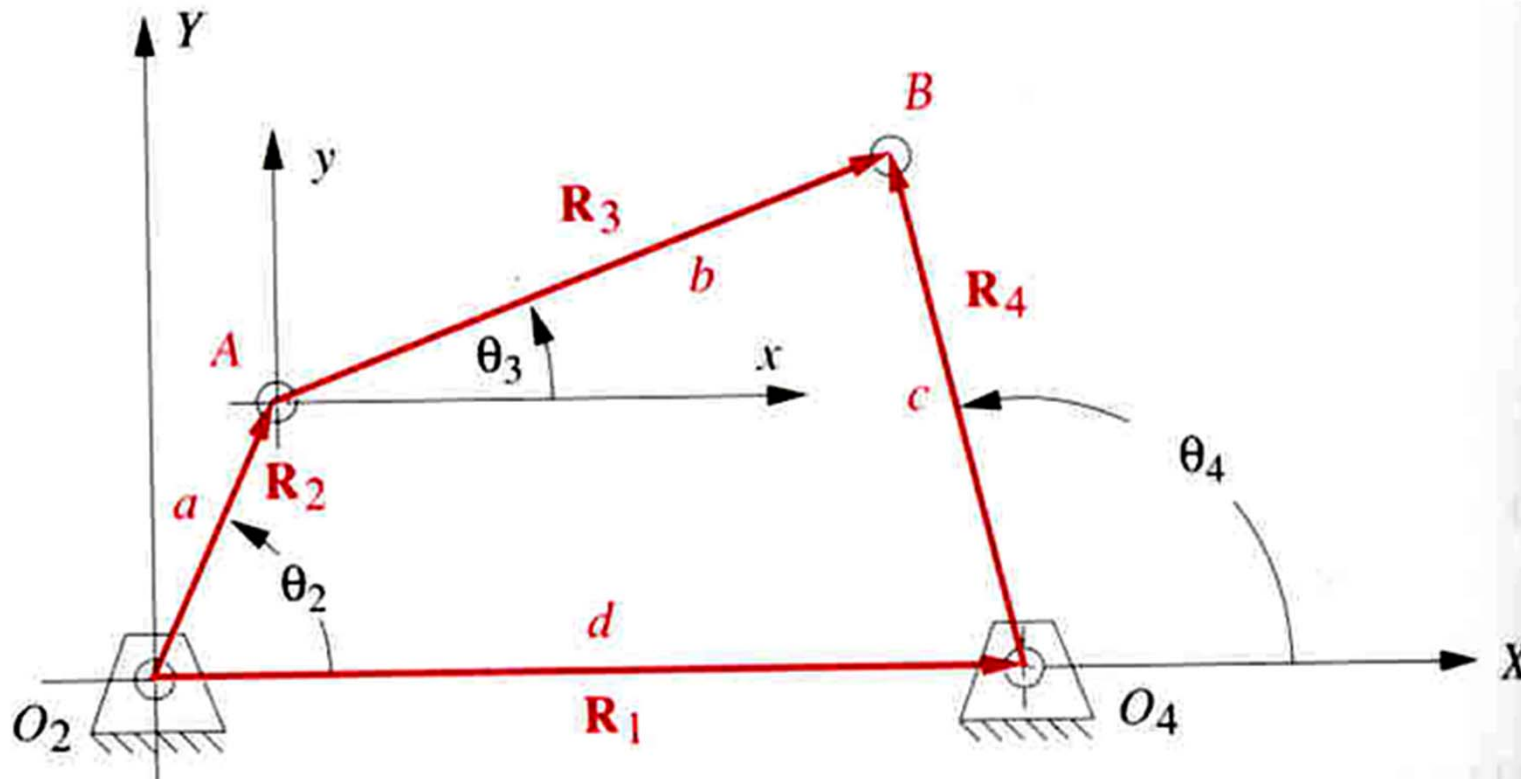
# Números complejos como vectores

- Podemos trazar números complejos en el plano imaginario real
- Identidad de Euler  $e^{\pm i\theta} = \cos \theta \pm i \sin \theta$
- Forma Cartesiana:  $R_A \cos \theta + i R_A \sin \theta$
- Forma Polar:  $R_A e^{i\theta}$
- Multiplicando por  $e^{i\theta}$  corresponde a rotar por  $\theta$



# Análisis analítico de posición

- Dado: long. de eslabones  $a, b, c$  y  $d$ ,  $\theta_1$ ,  $\theta_2$  (la posición del motor)
- Encontrar: los ángulos desconocidos  $\theta_3$  and  $\theta_4$



# Análisis analítico de posición

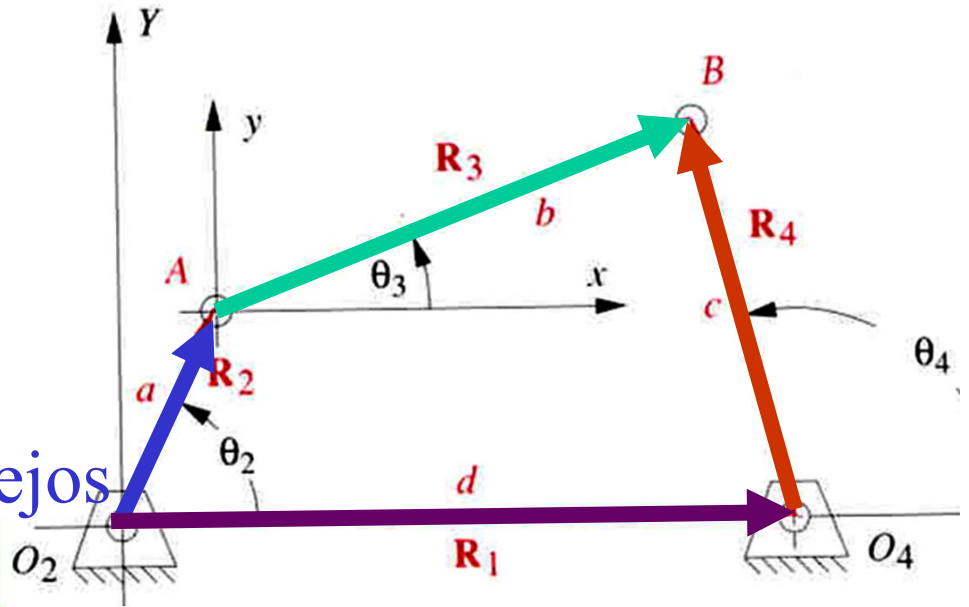
Escribe la ecuación del lazo  
vectorial:

$$\vec{R}_2 + \vec{R}_3 - \vec{R}_4 - \vec{R}_1 = 0$$

(Positivo de raíz a punta)

Substituir con vectores complejos

$$ae^{i\theta_2} + be^{i\theta_3} - ce^{i\theta_4} - de^{i\theta_1} = 0$$



Tome las incógnitas de un lado, las conocidas del otro.

Llama a las conocidas Z

$$\underbrace{be^{i\theta_3} - ce^{i\theta_4}}_{\text{Incógnitas}} = \underbrace{-ae^{i\theta_2} + de^{i\theta_1}}_{\text{Conocidas}} = Z$$

Incógnitas

Conocidas



# Análisis de mecanismo de cuatro barras

$$be^{i\theta_3} - ce^{i\theta_4} = -ae^{i\theta_2} + de^{i\theta_1} = Z$$

Define:  $s = e^{i\theta_3}$ ,  $t = e^{i\theta_4}$   $\longrightarrow$   $bs - ct = Z$

Toma conjugado para obtener una segunda ecuación:  $b\bar{s} - c\bar{t} = \bar{Z}$

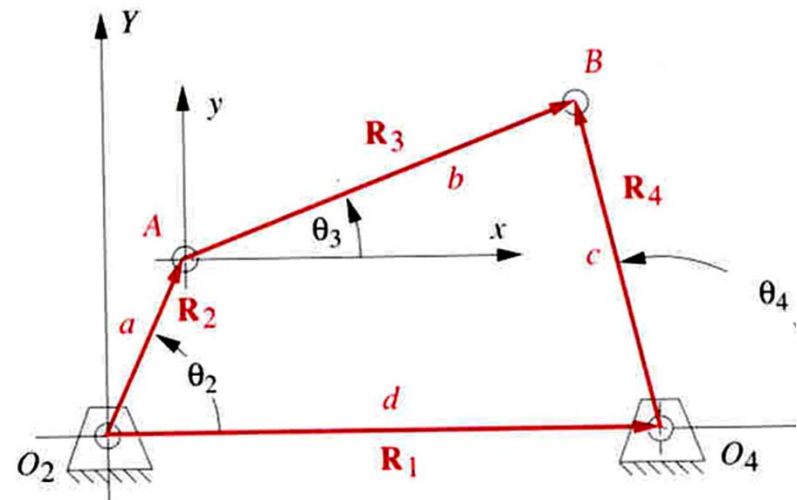
Para el conjugado de  $s$  tenemos  
(cierto solo para  $e^{i\theta}$ )

$$\bar{s} = e^{-i\theta_3} = \frac{1}{e^{i\theta_3}} = \frac{1}{s}$$

Entonces la segunda ec. es

$$\frac{b}{s} - \frac{c}{t} = \bar{Z}$$

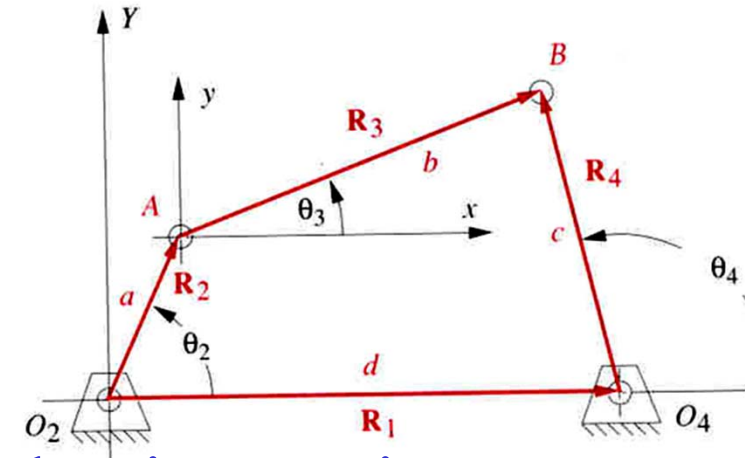
Note que:  $\bar{\bar{Z}} \neq \frac{1}{Z}$



# Análisis de mecanismo de cuatro barras

$$bs - ct = Z$$

$$\frac{b}{s} - \frac{c}{t} = \bar{Z}$$



Use algebra para eliminar una de las incognitas

$$bs = Z + ct$$

$$\frac{b}{s} = \bar{Z} + \frac{c}{t}$$

Multiplicando los dos da:

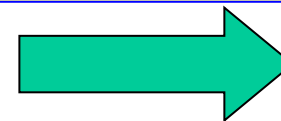
$$b^2 = Z\bar{Z} + Z\frac{c}{t} + \bar{Z}ct + c^2$$

Multiplicando por  $t$  y agrupando terminos da:

$$0 = \bar{Z}ct^2 + (Z\bar{Z} + c^2 - b^2)t + Zc \quad \leftarrow \text{Ecuac. Quadratica en } t$$

De la forma cuadrática

$$t = \frac{-(Z\bar{Z} + c^2 - b^2) \pm \sqrt{(Z\bar{Z} + c^2 - b^2)^2 - 4c^2\bar{Z}Z}}{2\bar{Z}c}$$



$$s = \frac{Z + ct}{b}$$

# Análisis de mecanismo de cuatro barras

$$t = \frac{-\left(Z\bar{Z} + c^2 - b^2\right) \pm \sqrt{\left(Z\bar{Z} + c^2 - b^2\right)^2 - 4c^2\bar{Z}Z}}{2\bar{Z}c}$$

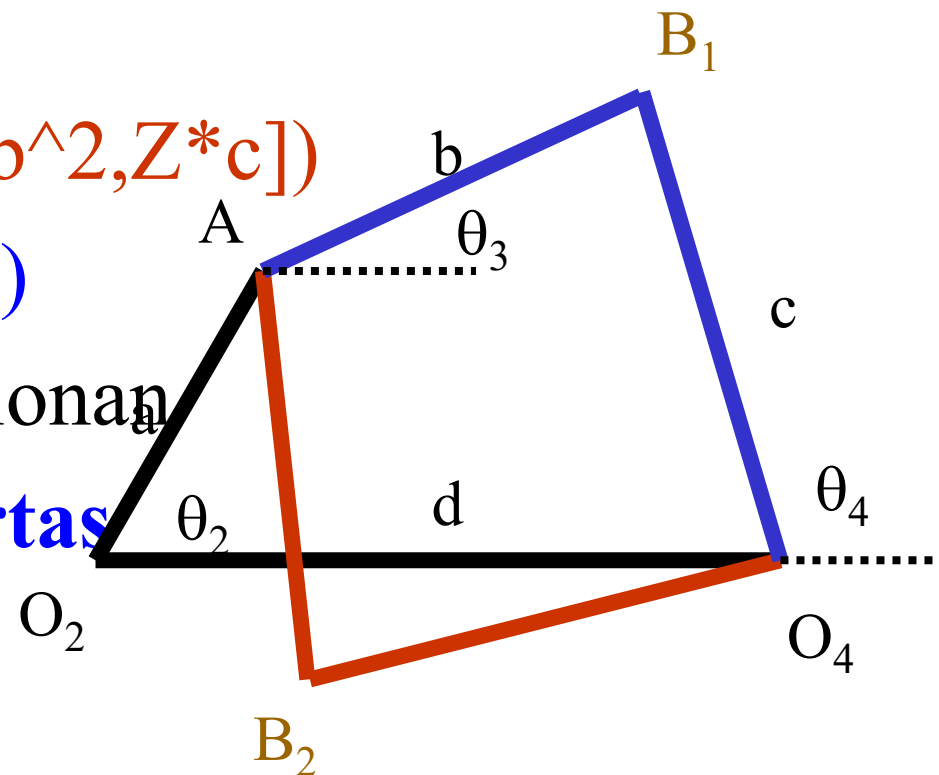
$$s = \frac{Z + ct}{b}$$

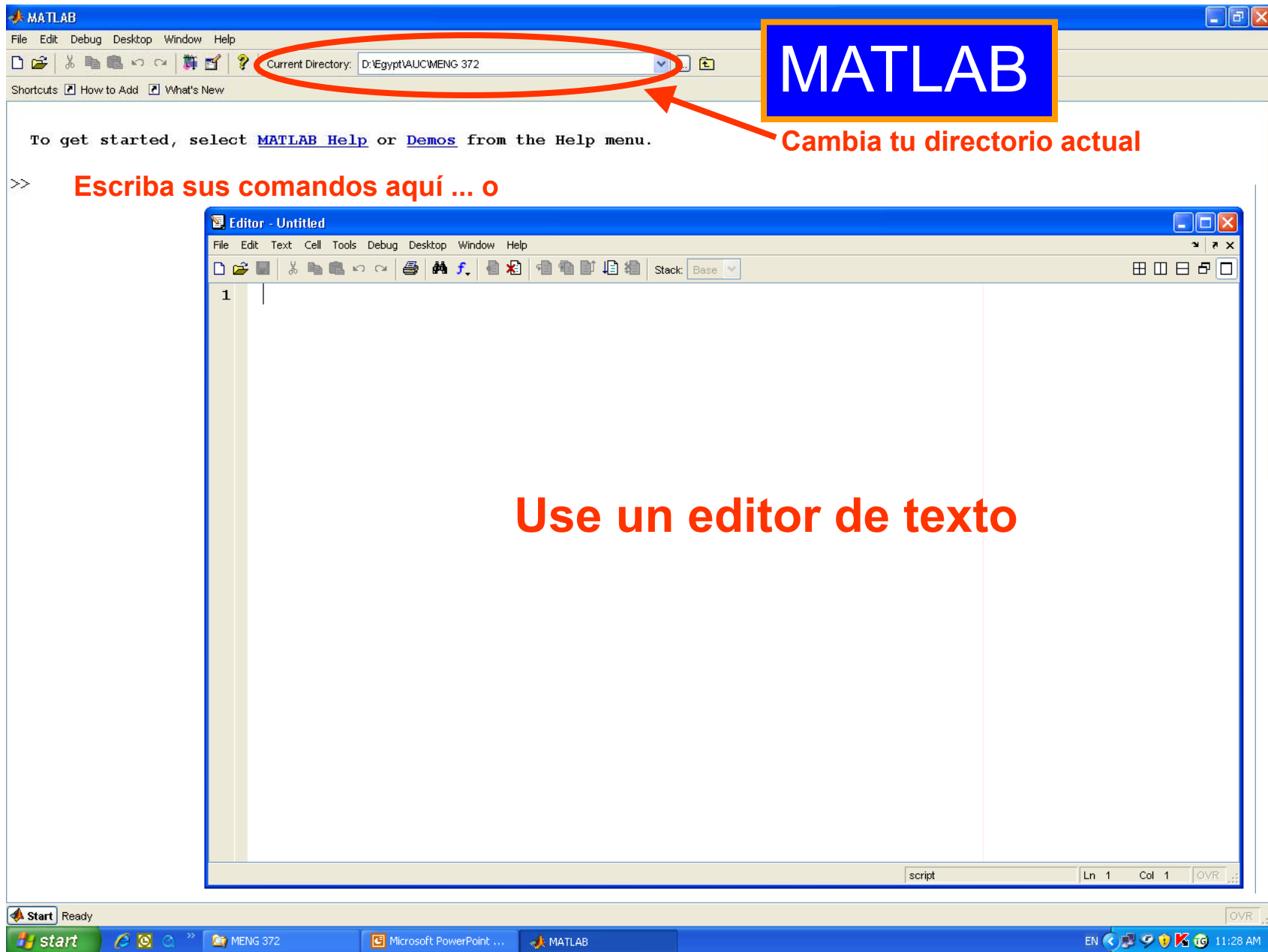
- En MATLAB,  $0 = \bar{Z}ct^2 + (Z\bar{Z} + c^2 - b^2)t + Zc$

$$Zc = \text{conj}(Z)$$

$$t = \text{roots}([Zc*c, Z*Zc + c^2 - b^2, Z*c])$$

- $\theta_4 = \text{angle}(t)$ ,  $\theta_3 = \text{angle}(s)$
- Dos soluciones se relacionan con las posiciones **abiertas** y **cruzadas**





```
>> a=2; b=3; c=4; d=5;
>> th1=0; th2=60*pi/180;
>> z=-a*exp(i*th2)+d*exp(i*th1)
```

```
z =
  4.0000 - 1.7321i
```

```
>> zc=conj(z)
```

```
zc =
  4.0000 + 1.7321i
```

```
>> t=roots([zc*c,z*zc+c^2-b^2,z*c])
```

```
t =
 -0.4194 + 0.9078i
 -0.9490 - 0.3153i
```

```
>> s=(z+c*t)/b
```

```
s =
  0.7741 + 0.6330i
  0.0680 - 0.9977i
```

```
>> th4=angle(t)*180/pi
```

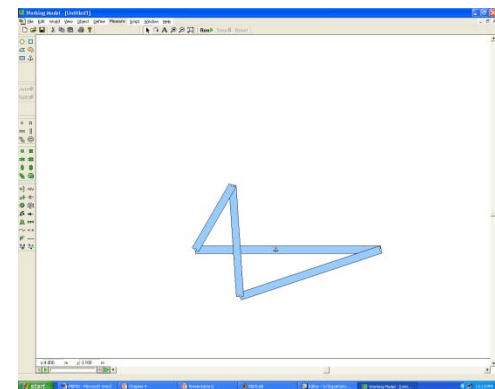
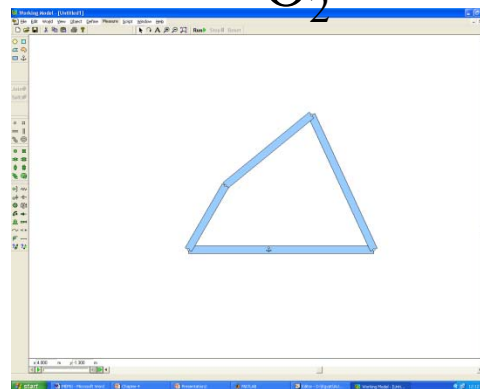
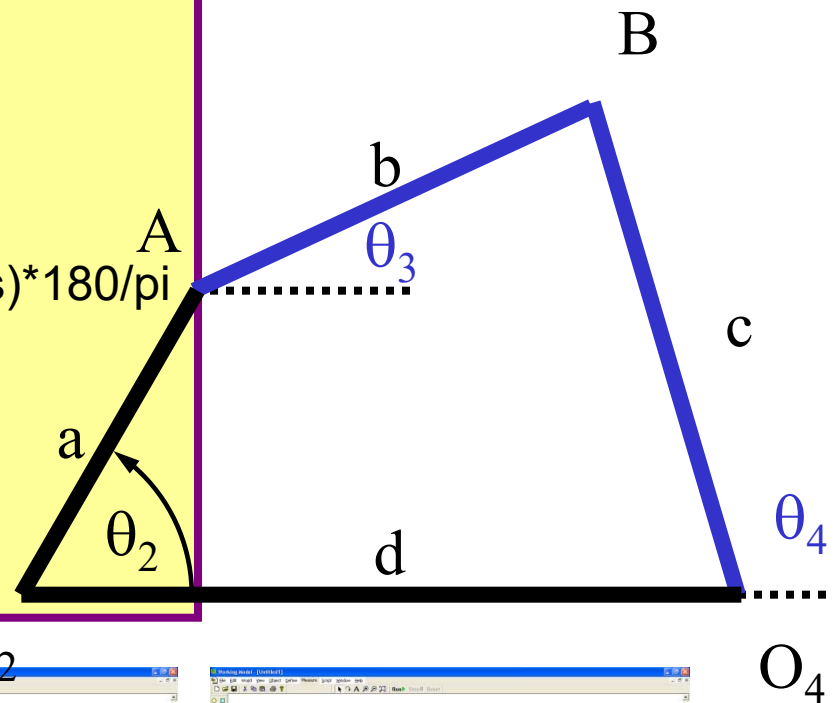
```
th4 =
```

```
 114.7975
-161.6240
```

```
>> th3=angle(s)*180/pi
```

```
th3 =
```

```
 39.2750
-86.1015
```



```
%Identificacion de los eslabones y juntas
```

```
%posicion inicial (theta2);
```

```
%Punto A
```

```
%Punto B
```

```
%Grafica del mecanismo
```

```
%posicion inicial (theta2);  
theta2 = deg2rad(30);
```

```
%Punto A  
Ax = a*cos(theta2);  
Ay = a*sin(theta2);  
A = [ Ax, Ay];
```

```
%Punto B
```

```
Bx = S - (Ay * By) / (ax - d);
```

```
By = (-Q + sqrt(Q^2-4 * P * R) / (2 * P);
```

```
B = [Bx, By];
```

```
%Grafica del mecanismo
```



```
%Punto B
```

```
P=(Ay^2) / ((Ax - d)^2 + 1);
```

```
Q=;
```

```
R=;
```

```
S=;
```

```
By = (-Q + sqrt(Q^2-4 * P * R) / (2 * P);
```

```
Bx = S - (Ay * By) / (ax - d);
```

```
B = [Bx, By];
```

```
%Grafica del mecanismo
```

%Punto B

$S = (a^2 - b^2 + c^2 - d^2) / (2 * (Ax - d)) ;$

$P = (Ay^2) / ((Ax - d)^2 + 1) ;$

$Q = 2 * Ay * (d - S) / (Ax - d) ;$

$R = (d - S)^2 - c^2 ;$

$By = (-Q + \sqrt{Q^2 - 4 * P * R}) / (2 * P) ;$

$Bx = S - (Ay * By) / (Ax - d) ;$

$B = [Bx, By] ;$

%Grafica del mecanismo

```
%Grafica del mecanismo
```

```
plot([O2(1) A(1) B(1) O4(1)], [O2(2) A(2) B(2) O4(2)]);  
axis([-20 40 -20 40]);  
axis('square')
```