



**ESCUELA DE POSGRADO**

**Curso:**

**CONTROL ÓPTIMO**

**Tema:**

**Feedforward + Feedback y acción integral**

**Presentado por:**

**CONTRERAS MARTINEZ, DIMEL ARTURO**

**Docente:**

**DR. ANTONIO MORÁN**

**2016**

1. Análisis de la respuesta de Feedback + Feedforward al variar el peso “q”.

### **Modelo Feedback + Feedforward**

#### Modelo a seguir:

Se utiliza el modelo SKY HOOK DAMPER por poseer buena respuesta.

$$\dot{Z} = \bar{A}Z + \bar{B}r$$

$$y_m = \bar{C}Z$$

Se considera el sistema de orden 2, con  $z_{2 \times 1}$ .

$$Z = \begin{bmatrix} x_m \\ \dot{x}_m \end{bmatrix}$$

$$C = [1 \ 0]$$

#### El sistema a controlar:

$$\dot{X} = AX + Bu$$

$$y = CX$$

Siendo  $y$  la variable a controlar.

#### Seguimiento:

Para que el sistema siga al modelo a seguir, “ $y$ ” debe ser igual a “ $y_m$ ”. Para ello se propone la función de costo:

$$J = \int_0^{\infty} (q(y - y_m)^2 + ru^2) dt$$

$$J = \int_0^{\infty} [X \ Z] \begin{bmatrix} C^T q C & -C^T q \bar{C} \\ -\bar{C} q C & -\bar{C}^T q \bar{C} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} X \\ Z \end{bmatrix} + u^T R u$$

El vector de estado de al unir el modelo y el sistema resulta:

$$\mathcal{X} = \begin{bmatrix} X \\ Z \end{bmatrix}$$

$$\mathcal{A} = \begin{bmatrix} A & 0 \\ 0 & \bar{A} \end{bmatrix}$$

$$J = \int_0^{\infty} \mathcal{X}^T Q \mathcal{X} + u^T R u$$

$$u = -\mathcal{K}\mathcal{X}$$

$$\mathcal{K} = r^{-1} B^T \mathcal{P}$$

$$\mathcal{K} = r^{-1} [B^T \ 0] \begin{bmatrix} P_{11} & P_{12} \\ P_{12}^T & P_{22} \end{bmatrix}$$

$P_{11}$  se resuelve mediante Riccati :

$$A^T P_{11} + P_{11} A - P_{11} B r^{-1} B^T P_{11} + C^T q C = 0$$

$P_{12}$  se resuelve mediante Lyapunov :

$$(A^T - P_{11} B r^{-1} B^T) P_{12} + P_{12} A - C^T q \bar{C} = 0$$

Luego las ganancias:

$$K_x = r^{-1} B^T P_{11}$$

$$K_z = r^{-1} B^T P_{12}$$

Entonces la señal de control es :

$$u = [K_x \ K_z] \mathcal{X}$$

$$u = [r^{-1} B^T P_{11} \quad r^{-1} B^T P_{12}] \begin{bmatrix} X \\ Z \end{bmatrix}$$

### Script en Matlab

- El modelo:

```
% MODELO DE REFERENCIA: SKY-HOOK DAMPER
%Parámetros del modelo
eta = 0.90;
f = 1.5*0.4; % Cambiar factor para hacer más rápida
w = 2*pi*f;

Am = [ 0      1
      -w*w    -2*eta*w ];
Bm = [ 0
      w*w ];
Cm = [ 1  0 ];

rast = 0.3*ones(nt,1); %valor de referencia que queremos
alcanzar
[Amk,Bmk] = c2d(Am,Bm,dt); %discretizamos el sistema
```

```

%Parámetros del modelo
R = 1.1;
L = 0.0001;
Kt = 0.0573;
Kb = 0.05665;
I = 4.326e-5;
p = 0.0075;
m = 0.5*1.00;
c = 10;                                %Fricción viscosa aparece dentro del
modelo
r = 0.015;
alfa = 45*pi/180;
d = m + 2*pi*I*tan(alfa)/(p*r);

```

Matrices :

```

a22 = -c/d;
a23 = Kt*tan(alfa)/(r*d);
a32 = -2*pi*Kb/(p*L);
a33 = -R/L;
b31 = 1/L;
w21 = -1/d;

A = [ 0    1    0
      0  a22 a23
      0  a32 a33 ];           %Matriz A
B = [ 0
      0
      b31 ];                 %Matriz B
Wf = [ 0
       w21
       0 ];                  %Fricción seca actúa como una perturbación
no lineal
C = [ 1  0  0 ];

```

Ingreso del peso

```

q = input('Peso del error [y-ym]    [1e9]: ');    % 4e8
Q = [ q ];                                       %Peso único
RR = [ 1 ];

```

```
%% Hallamos Kx
QQ = C'*Q*C; % CTqC para Riccati
P11 = are(A,B*inv(RR)*B',QQ); %Hallamos P11 para Kx
Kfb = inv(RR)*B'*P11; %Hallamos Kx

%% Hallamos Kz
APR = A'-P11*B*inv(RR)*B'; %Para Lyapunov
CQCm = -C'*Q*Cm; % -CTqCb para Lyapunov
P12 = lyap(APR,Am,CQCm); %Hallamos P12 para Kz
Kff = inv(RR)*B'*P12; %Hallamos Kz
```

### Discretización del sistema y condiciones iniciales

```
%% Discretizamos el sistema
[Ak Bk] = c2d(A,B,dt); %discretizamos el sistema a controlar
[Ak Wk] = c2d(A,Wf,dt);

%% Condiciones iniciales
x = [ 0; 0; 0 ]; %Valor inicial de las variables de control
xm = [ 0; 0 ]; %Valor inicial de las variables del modelo
k = 1;
```

Algoritmo:

```

for tt = ti:dt:tf                                %Tiempo de la simulación
    xm1(k,1) = xm(1,1);                          %Variable del modelo
    xm2(k,1) = xm(2,1);                          %Variable del modelo
    x1(k,1) = x(1,1);                            %Variable del sistema
    x2(k,1) = x(2,1);                            %Variable del sistema
    x3(k,1) = x(3,1);                            %Variable del sistema
    time(k,1) = tt;                              %Tiempo para graficar
    u = -Kfb*x - Kff*xm;% q = 1e8 señal de control feedback +
feedforward
    if(u > umax)                                  %Limitamos la señal de control (voltaje)
        u = umax;
    elseif(u < -umax)
        u = -umax;
    end
    if(x(2,1) >= 0
        F = Fric;
    elseif(x(2,1) < 0)
        F = -Fric;
    end
    uc(k,1) = u;                                  %Para graficar la señal de control
    pot(k,1) = u*x(3,1);                          %Para graficar la potencia
    x = Ak*x + Bk*u + Wk*F;                      %Calculamos X
    xm = Amk*xm + Bmk*rast(k,1); %Calculamos Z
    k = k + 1;                                    %Aumentamos la interacción
end

```

Ploteos:

```

figure(1);                                       %Graficamos la
posición
subplot(3,1,1);
plot(time,xm1,'--b',time,x1,'--r'); grid;
legend('posicion modelo','posicion sistema')

subplot(3,1,2);
plot(time,uc,'-b');                            %Graficamos el voltaje
legend('voltaje sistema');
title('Voltaje'); grid;

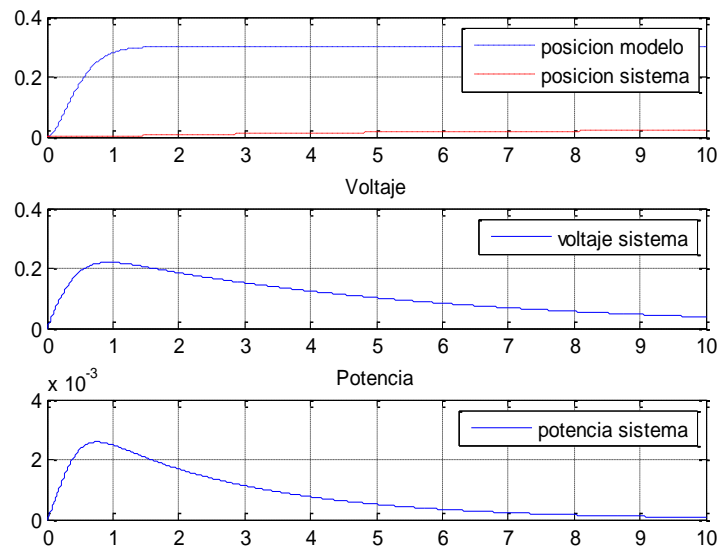
subplot(3,1,2);
plot(time,pot,'-b');                            %Graficamos la potencia
legend('potencia sistema');
title('Potencia'); grid;

```

Variando el peso "q"

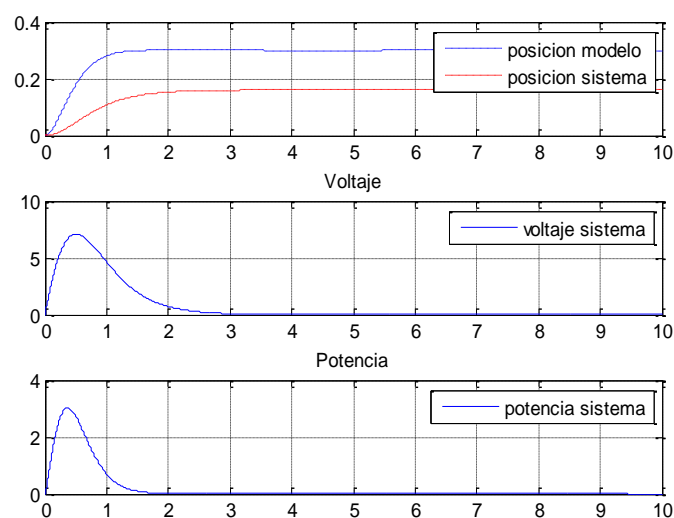
- Peso  $q = 1e2$

La respuesta del sistema es totalmente distinta a la respuesta del modelo.



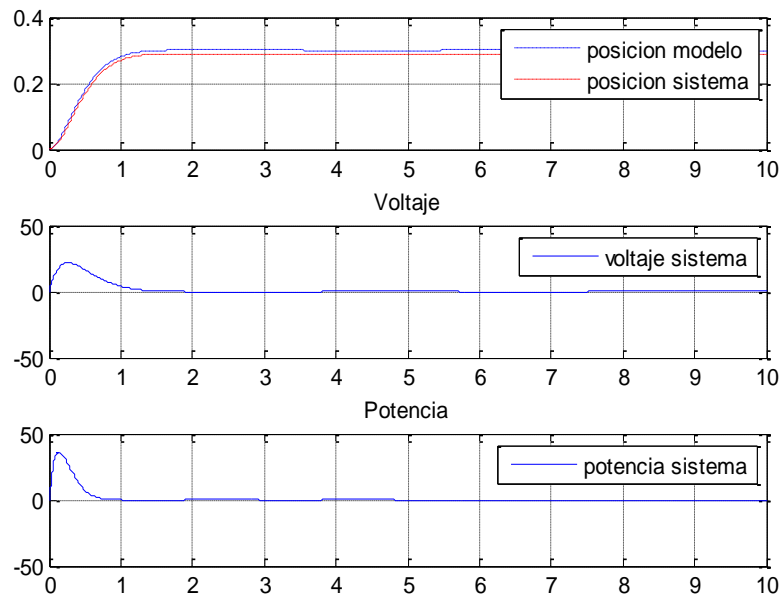
- Peso  $q = 1e4$

La respuesta del sistema es menor a la respuesta del modelo, pero se va acercando. Además la potencia y señal de control son bajas.



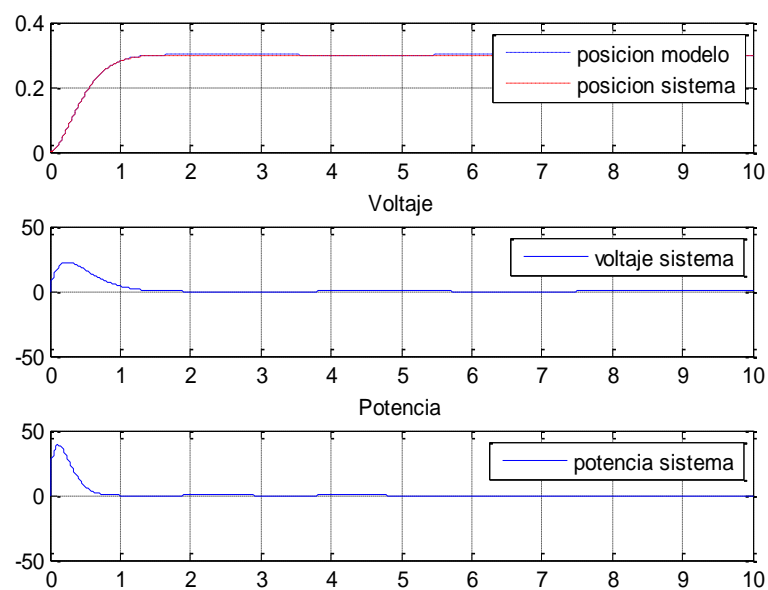
- Peso  $q = 1e6$

La respuesta del sistema es cercana a la respuesta del modelo, se produce un incremento de la señal de control y potencia.



- Peso  $q = 1e8$

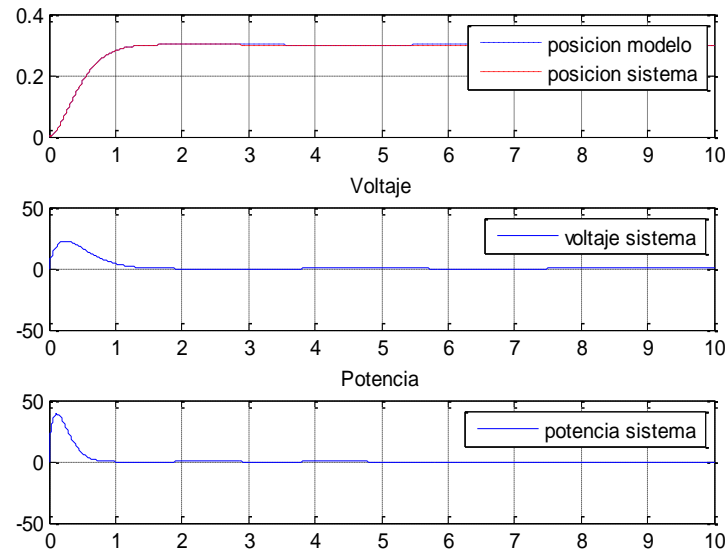
La respuesta del sistema es casi igual a la respuesta del modelo.





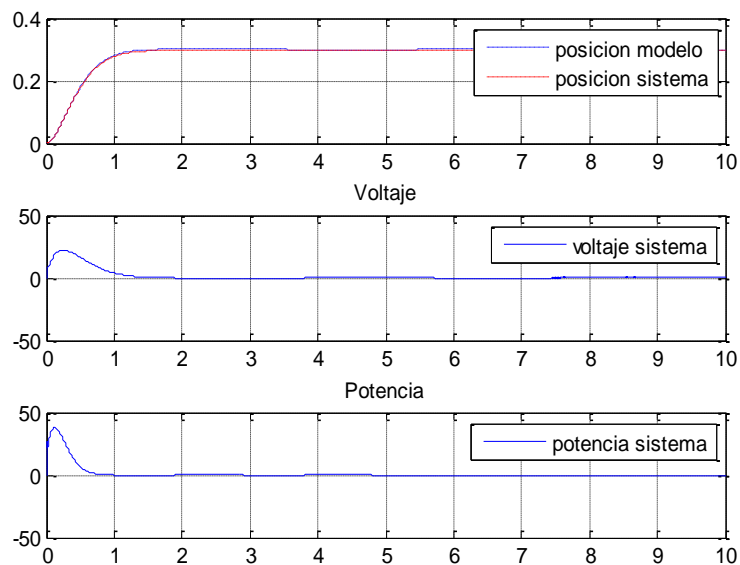
- Peso  $q = 1e10$

La respuesta del sistema coincide con la respuesta del modelo, la señal de control y potencia se mantienen.



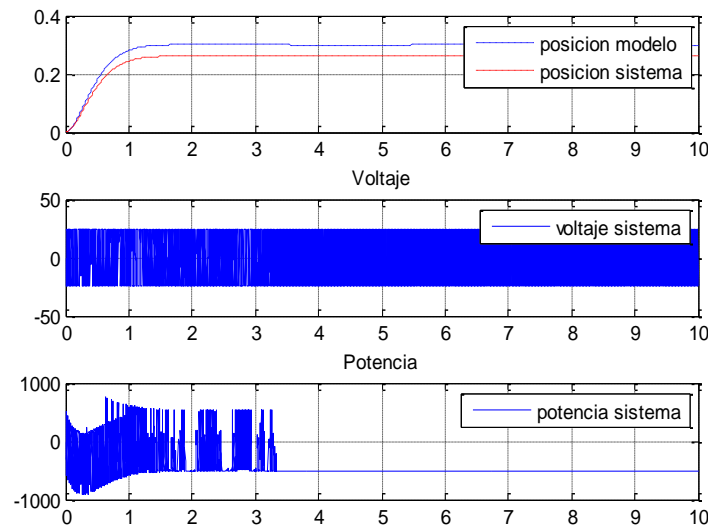
- Peso  $q = 1e12$

La respuesta del sistema se aleja un poco a la respuesta del modelo.



- $\text{Peso } q = 1e13$

La respuesta del sistema se aleja de la respuesta del modelo, e incluso inestabiliza la señal de control.

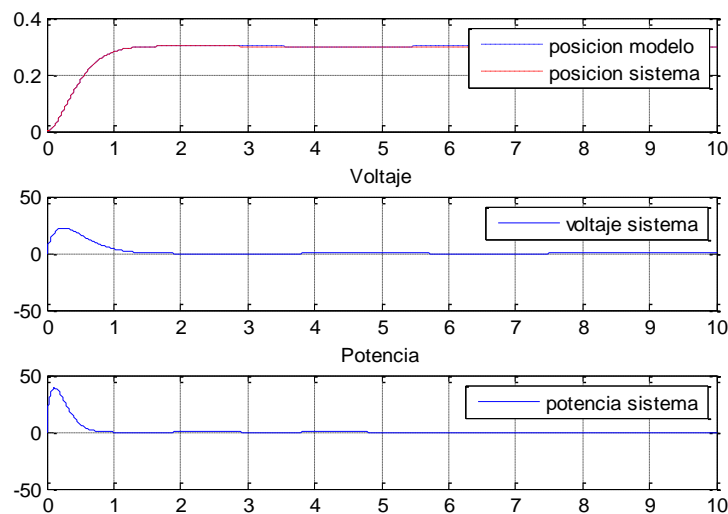


Al aumentar más el peso “q” la respuesta del sistema ya no sigue al modelo, y más aún se vuelve inestable.

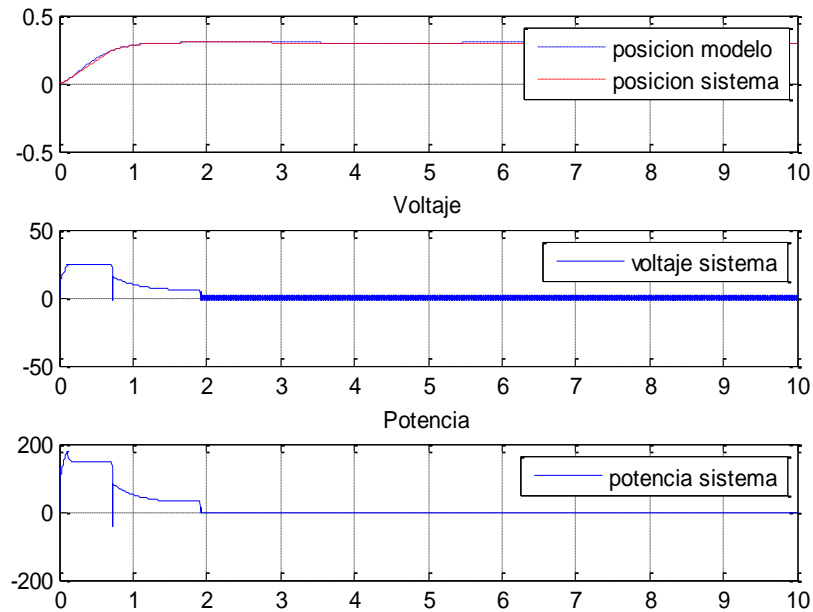
## 2. Análisis variando la fricción seca:

Se hacen las pruebas con el peso  $q = 1e10$ .

- $\text{Fric} = 0*10$

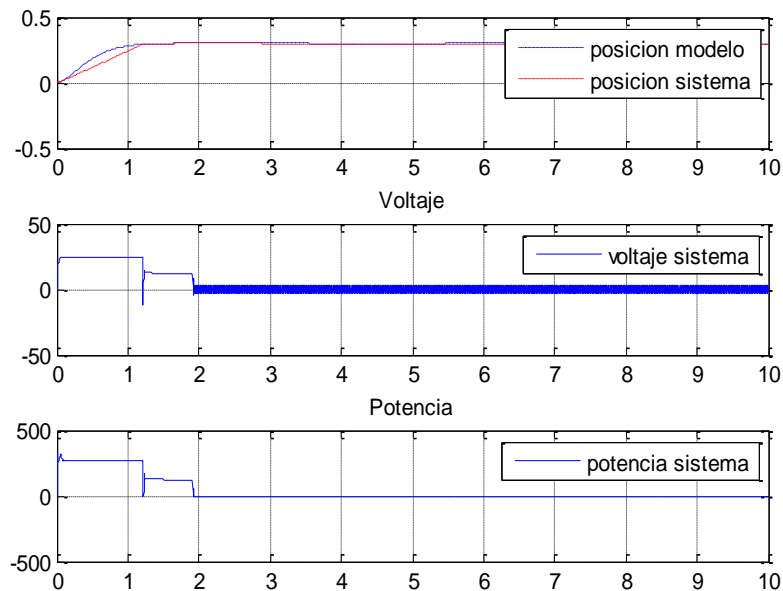


- $Fric = 2 \cdot 10$



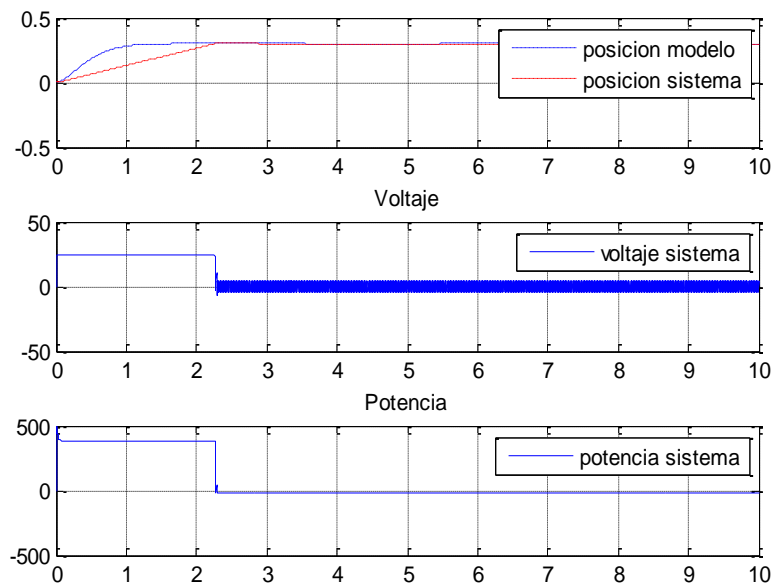
La respuesta del sistema es aún sigue a la respuesta del modelo, pero se incrementó el valor de la señal de control “u” y la potencia.

- $Fric = 4 \cdot 10$



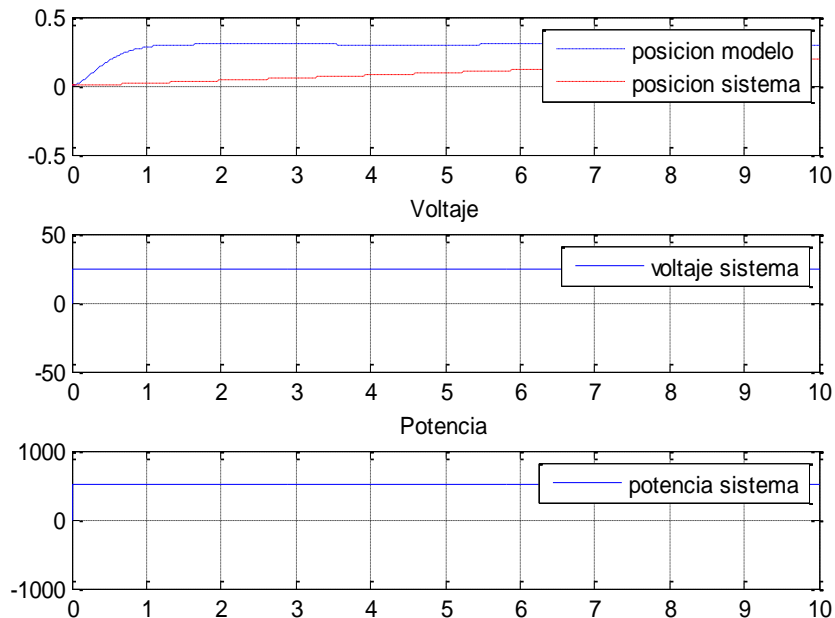
La respuesta del sistema es más lenta que la respuesta del modelo, además se produce un incremento de la potencia.

- $Fric = 6 \cdot 10$



La respuesta del sistema ya no sigue al modelo debido a la fricción seca de valor alto, esto hace que la respuesta del sistema sea más lenta. Además se produce un incremento notable de potencia.

- $Fric = 8 \cdot 10$



La respuesta del sistema no sigue al modelo en su totalidad, este valor de fricción es demasiado alto.

## 3. Variar el F en el Feedback + Feedforward

Del modelo a seguir:

$$F = K * 0.4$$

Se variará F, utilizando K = 1.2, 1.5, 1.8, 2, 2.5

Esto se relaciona con la velocidad de respuesta del modelo.

$$\omega = 2\pi F$$

$$\xi = 0.9$$

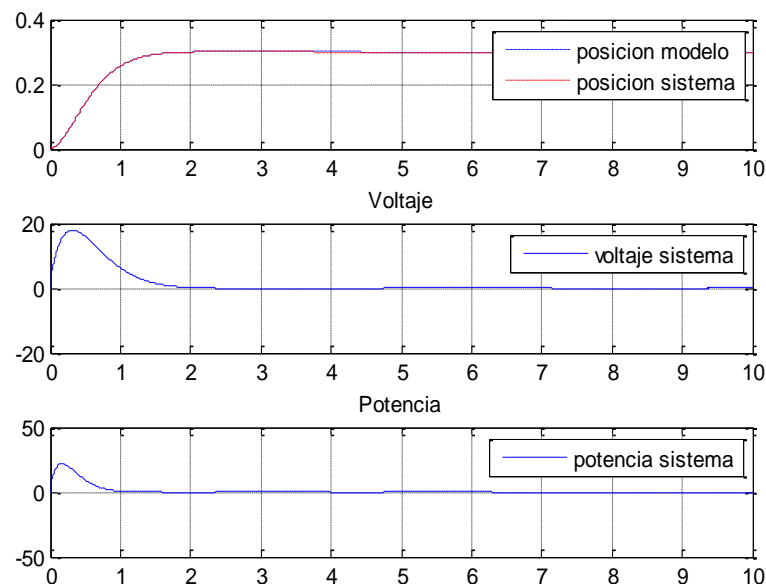
$$Am = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ -\omega^2 & -2\xi\omega \end{bmatrix}$$

$$Bm = \begin{bmatrix} 0 \\ \omega^2 \end{bmatrix}$$

$$Cm = [1 \ 0]$$

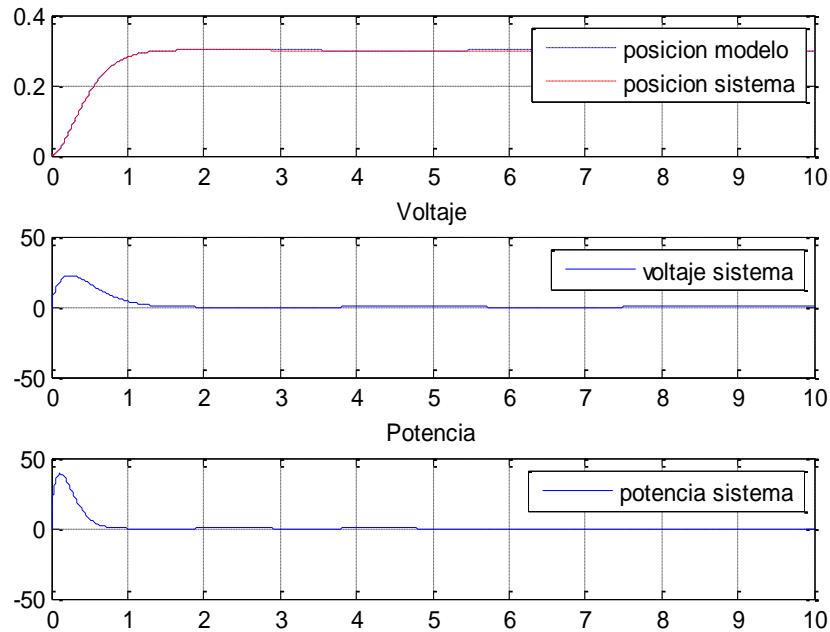
Se hacen las pruebas con el peso  $q = 1e10$ .

- Con  $F = 1.2 * 0.4$



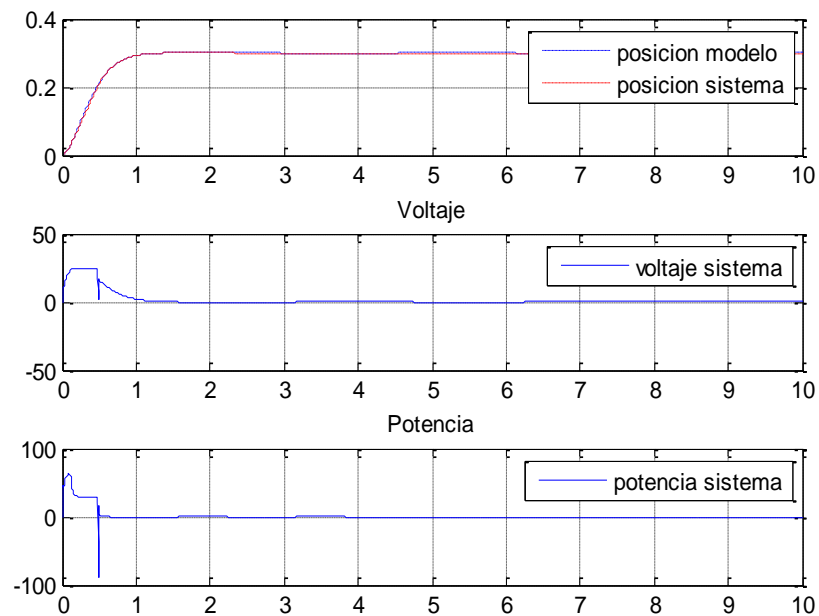
El sistema sigue al modelo y poseen la misma rapidez de asentamiento.

- Con  $F = 1.5 \cdot 0.4$



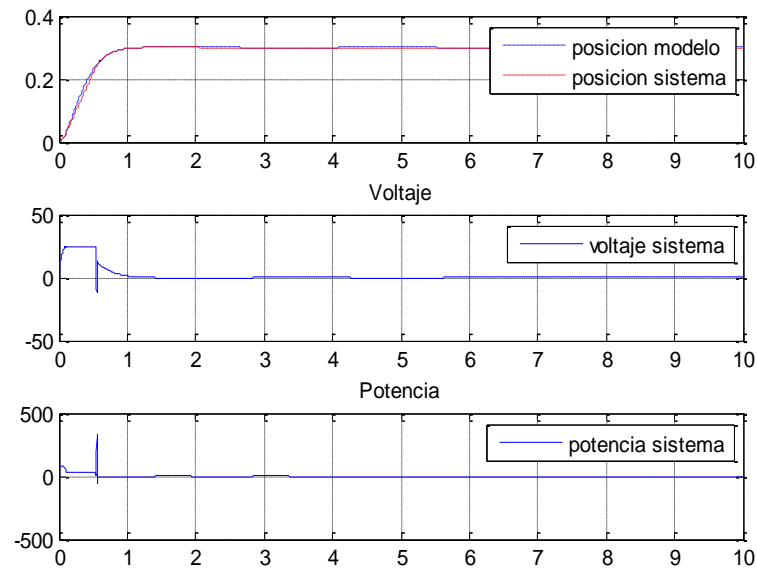
El sistema sigue al modelo y poseen la misma rapidez de asentamiento.

- Con  $F = 1.8 \cdot 0.4$



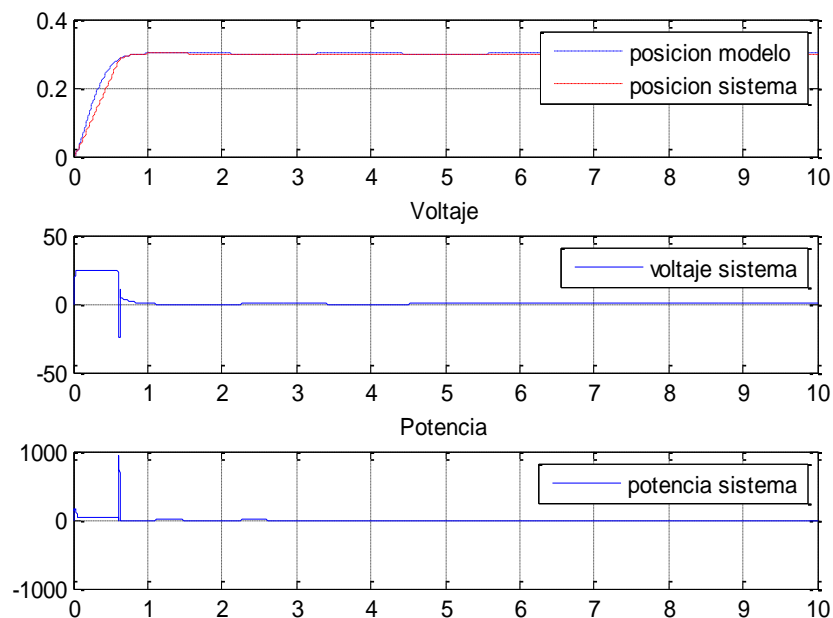
El sistema sigue al modelo y poseen la misma rapidez de asentamiento, sin embargo la señal de control y potencia ya no tiene un comportamiento suave.

- Con  $F = 2 \cdot 0.4$



El sistema sigue al modelo pero se observa que posee menos velocidad en la subida, además como en el caso anterior se observa un cambio brusco en la señal de control y potencia.

- Con  $F = 2.5 \cdot 0.4$



La respuesta del modelo es más rápido que la del sistema.

Además como en el caso anterior se observa un cambio brusco en la señal de control y potencia.

4. Comparar Feedback + Feedforward vs. (Feedback + Feedforward + Acción integral )

Utilizamos el sistema aumentado para considerar la acción integral:

$$\dot{X}_i = A_i X_i + B_i u + W_i r$$

Sean:

$$X_i = \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \\ x_3 \\ \int (x_1 - r) \end{bmatrix}$$

$$A_i = \begin{bmatrix} A_{3 \times 3} & 0_{3 \times 1} \\ [1 \ 0 \ 0] & 0 \end{bmatrix}$$

$$B_i = \begin{bmatrix} B \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$W_i = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \\ -1 \end{bmatrix}$$

$$C_i = [1 \ 0 \ 0 \ 0]$$

El Sistema total Feedback + Feedforward:

$$\begin{aligned} \dot{X}_i &= A_i X_i + B_i u + W_i r \\ \begin{bmatrix} \dot{x}_1 \\ \dot{x}_2 \\ \dot{x}_3 \\ x_1 - r \\ \dot{z}_1 \\ \dot{z}_2 \end{bmatrix} &= \begin{bmatrix} A_i & 0_{4 \times 2} \\ 0_{2 \times 4} & \bar{A} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \\ x_3 \\ \int x_1 - r \\ z_1 \\ z_2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} B_i \\ 0_{2 \times 1} \end{bmatrix} u + \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \\ -1 \\ \bar{B}_{2 \times 1} \end{bmatrix} r \end{aligned}$$

Se plantea la función de costo:

$$J = \int_0^{\infty} (q(y - y_m)^2 + q_i \left( \int (x_1 - r) \right)^2 + r u^2) dt$$



Siendo:

$$q_i \neq 0$$

Se forma:

$$Q_{i_{4 \times 4}} = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & q_i \end{bmatrix}$$

$$J = \int_0^{\infty} [X_i \ Z] \begin{bmatrix} Ci^T q Ci + Qi & -Ci^T q \bar{C} \\ -\bar{C} q Ci & -\bar{C}^T q \bar{C} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} X_i \\ Z \end{bmatrix} + u^T R u$$

De tal manera se obtiene:

$P_{i_{11}}$  se resuelve mediante Riccati :

$$Ai^T P_{i_{11}} + P_{i_{11}} Ai - P_{i_{11}} B i r^{-1} B^T P_{i_{11}} + Ci^T q Ci + Qi = 0$$

$P_{i_{12}}$  se resuelve mediante Lyapunov :

$$(Ai^T - P_{i_{11}} B i r^{-1} B^T) P_{i_{12}} + P_{i_{12}} Ai - Ci^T q \bar{C} = 0$$

Luego las ganancias:

$$K_{i_x} = r^{-1} B i^T P_{i_{11}}$$

$$K_{i_z} = r^{-1} B i^T P_{i_{12}}$$

Entonces la señal de control es:

$$u_i = [K_{i_x} \ K_{i_z}] \mathbb{X}i$$

$$u_i = [r^{-1} B i^T P_{i_{11}} \quad r^{-1} B i^T P_{i_{12}}] \begin{bmatrix} X_i \\ Z \end{bmatrix}$$

Script en Matlab:

```
%sistema aumentado

Ai = [ 0   1   0   0
       0 a22 a23  0
       0 a32 a33  0
       1   0   0   0 ];           %Matriz Ai
Bi = [ 0
       0
       b31
       0 ];                       %Matriz Bi
Wfi = [ 0
        0
        0
        -1];                      %Fricción seca actúa como una
perturbación no lineal
Ci = [ 1  0  0  0];
Di = [0];
Q  = [q];
qi = input('Peso del integrador [1e9]: ');
Qi = [0 0 0 0
      0 0 0 0
      0 0 0 0
      0 0 0 qi];
RRi = [1];
%% Hallamos Kx
QQi = Ci'*Q*Ci+Qi;                % CTqC para Riccati
P11i = are(Ai,Bi*inv(RRi)*Bi',QQi); %Hallamos P11 para Kx
Kfbi = inv(RRi)*Bi'*P11i;          %Hallamos Kx

%% Hallamos Kz
APRi = Ai'-P11i*Bi*inv(RR)*Bi';   %Para Lyapunov
CQCmi = -Ci'*Q*Cm;                % -CTqCb para Lyapunov
P12i = lyap(APRi,Am,CQCmi);        %Hallamos P12 para Kz
Kffi = inv(RR)*Bi'*P12i;           %Hallamos Kz

%% Condiciones iniciales
xi = [ 0;  0;  0];                %Valor inicial de las variables de control
xmi = [ 0;  0 ];                  %Valor inicial de las variables del modelo
k = 1;                            %Inicializa la interacción
int_err = 0;                      % Valor incial de integral del error
```

## Script del Algoritmo :

```

for tt = ti:dt:tf                                %Tiempo de la simulación

    xml1(k,1) = xmi(1,1);                        %Variable posicion del modelo
    xm2i(k,1) = xmi(2,1);                        %Variable del modelo
    xli(k,1) = xi(1,1);                          %Variable posicion del sistema
    x2i(k,1) = xi(2,1);                          %Variable velocidad del sistema
    x3i(k,1) = xi(3,1);                          %Variable corriente del sistema
    int_err = int_err + (xi(1,1)-rast(k,1))*dt; %error de acumulacion
    time(k,1) = tt;                              %Tiempo para graficar

    ui = -Kfbi(1,1:3)*xi -Kfbi(1,4)*int_err - Kffi*xmi; %señal de
    control feedback + feedforward

    if(ui > umax)
        ui = umax;
    elseif(ui < -umax)
        ui = -umax;
    end
    if(xi(2,1) >= 0)
        F = Fric;
    elseif(xi(2,1) < 0)
        F = -Fric;
    end
    uci(k,1) = ui;                               %Para graficar la señal de control
    poti(k,1) = ui*xl(3,1);                      %Para graficar la potencia
    xi = Ak*xl + Bk*ui + Wk*F;                   %Calculamos X
    xmi = Amk*xmi + Bmk*rast(k,1);               %Calculamos Z
    k = k + 1;                                   %Aumentamos la interacción
end

```

## Ploteo:

```

figure(1);                                       %Graficamos la posición
plot(time,xml,'--r',time,xl,'--b',time,xli,'k');
legend('modelo',' Fb+Fff ','Fb+Fff+Acc.Integral')
title('Posicion xl'); grid;

figure(2);
subplot(2,1,1);
plot(time,uc,'-b',time,uci,'k');               %Graficamos el voltaje
legend('voltaje Fb+Fff','voltaje Fb+Fff+Acc.Integral');
title('Voltaje'); grid;

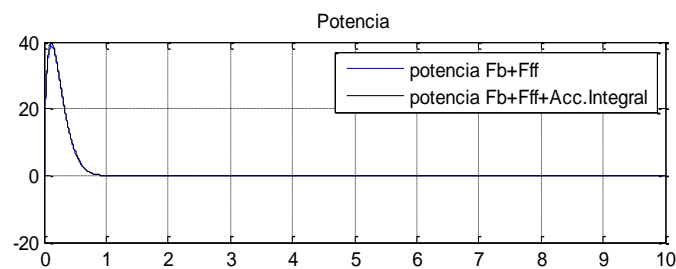
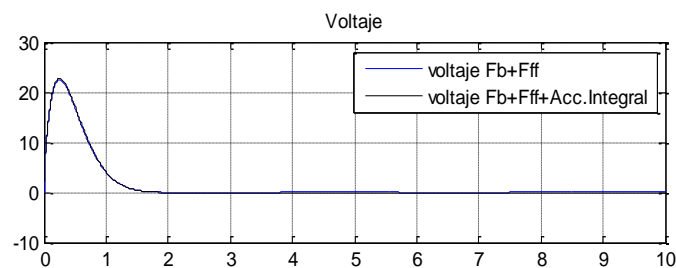
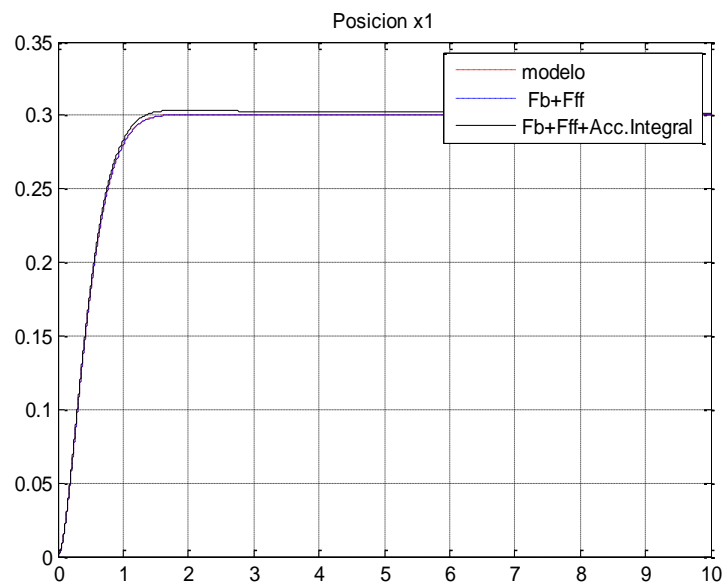
subplot(2,1,2);
plot(time,pot,'-b',time,poti,'k');              %Graficamos la potencia
legend('potencia Fb+Fff','potencia Fb+Fff+Acc.Integral');
title('Potencia'); grid;

```

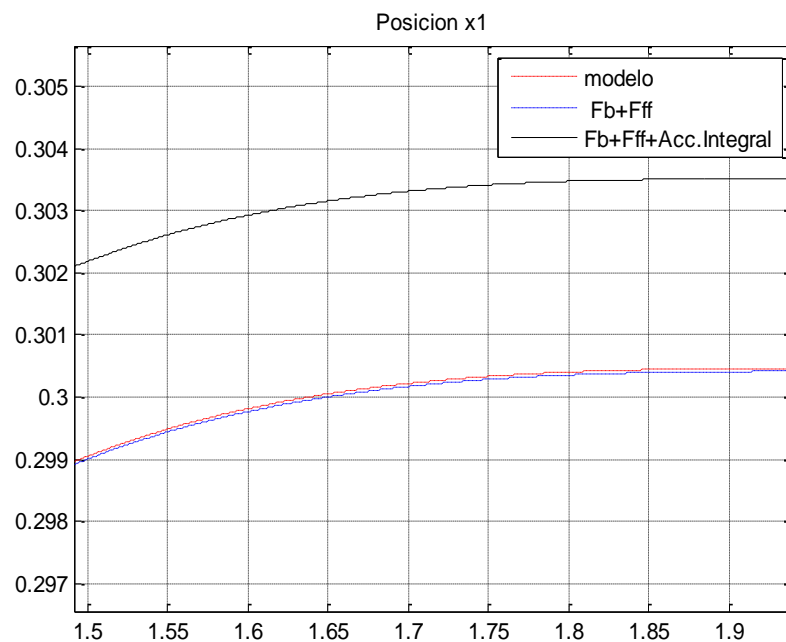
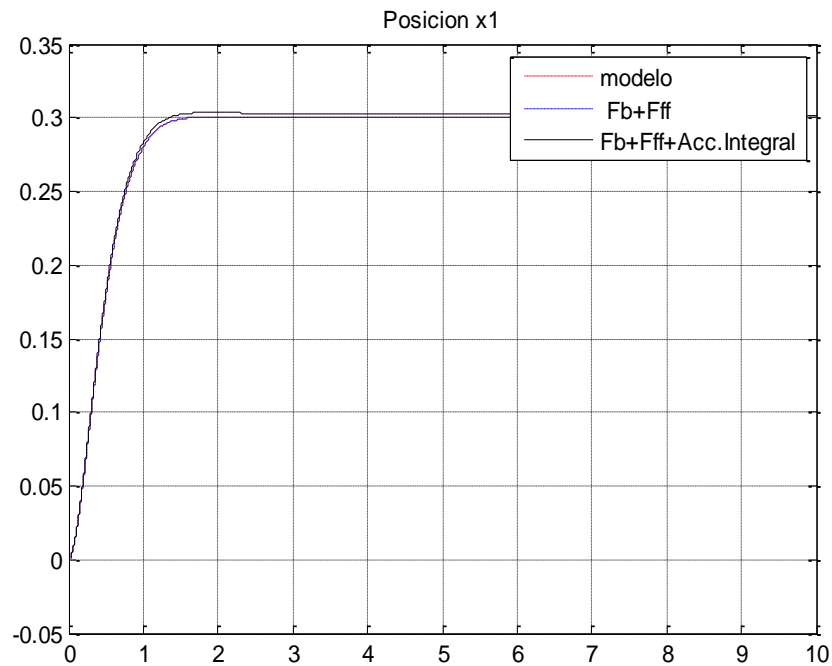
## 4.1. Analizar las respuestas variando las fricciones

Se utiliza el peso calculado anteriormente para un buen seguimiento  $q = 1e10$ , y además para la acción integral  $q_i = 1e9$ , ya que se obtuvo mejor respuesta para dicho peso en la acción integral.

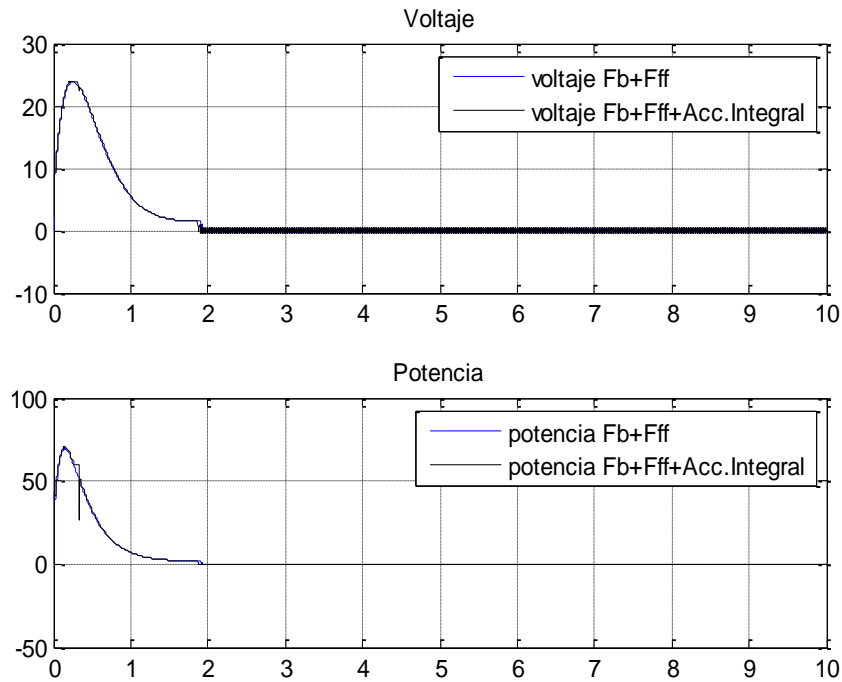
- $Fric = 0 \cdot 10$



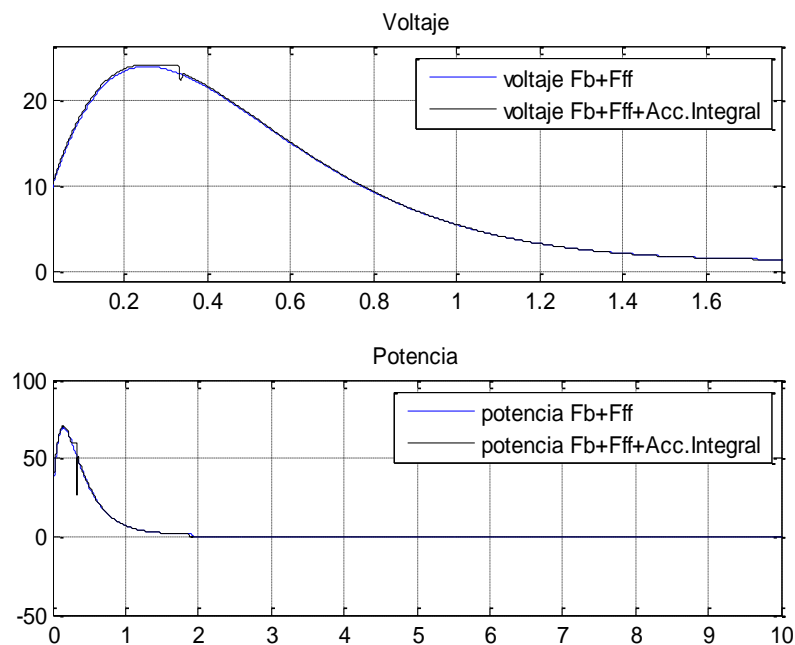
- $F_{ric} = 0.5 \cdot 10$



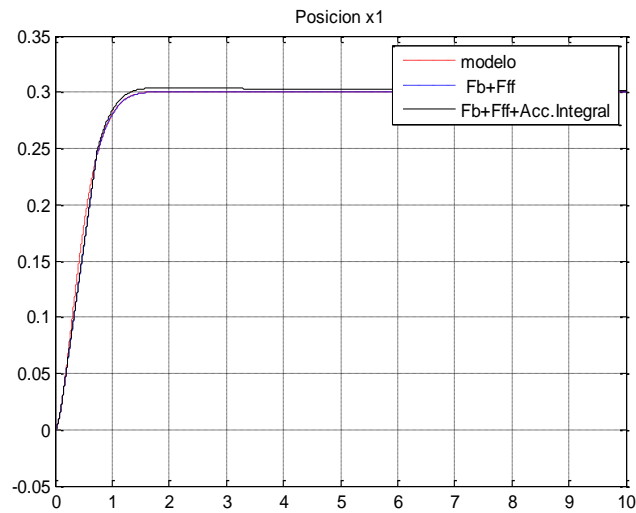
Se aprecia que la respuesta de la estructura  $F_b + F_f$  entrega mejor respuesta que al añadir la acción integral, ya que se aproxima más al modelo.



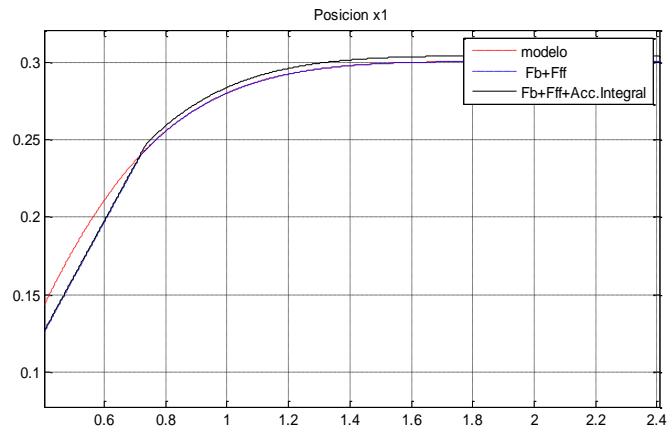
La acción de control y potencia , es muy similar en ambos casos, solo se aprecia que “u” es un poco mayor para el caso de acción integral.



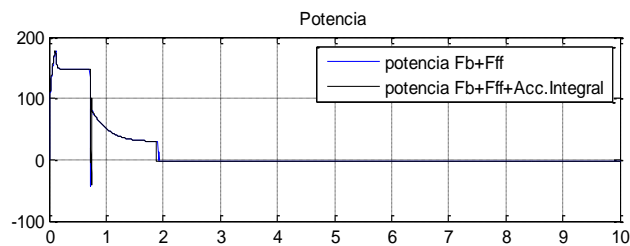
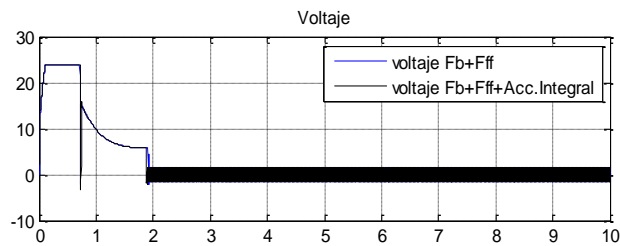
- $F_{ric} = 2 \cdot 10$



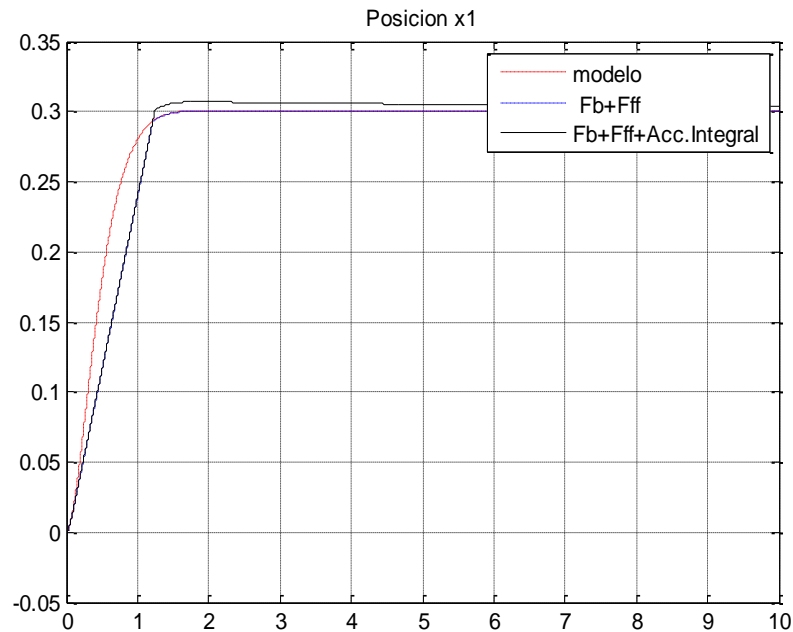
Al aumentar la fricción seca , se observa un poco más de diferencia, siguiendo mejor la respuesta con Feedback + Feedforward.



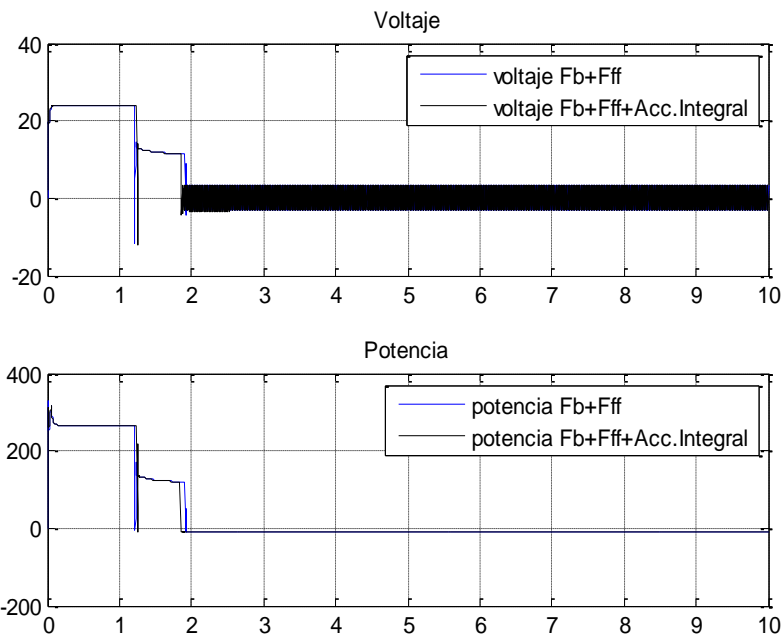
Además se observa que ambas respuestas son más lentas respecto a la respuesta del modelo.



- $F_{ric} = 4 \cdot 10$



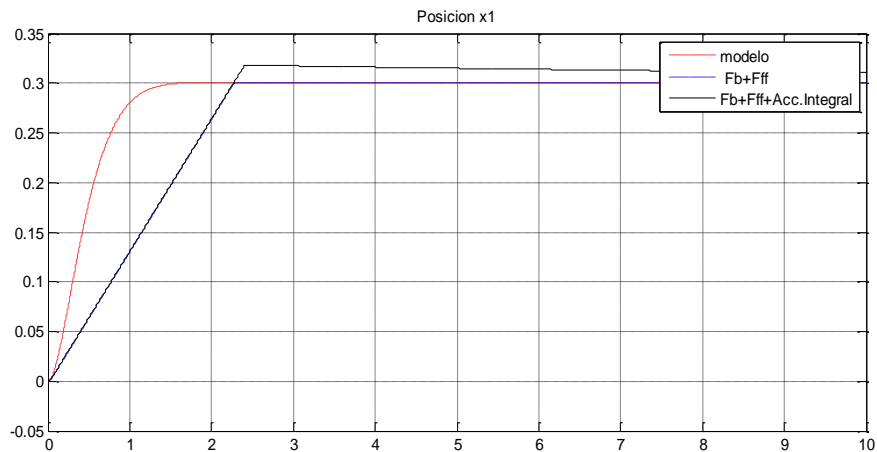
Al aumentar la fricción seca , se observa más de diferencia, siguiendo mejor la respuesta con Feedback + Feedforward, ambas de respuesta más lenta que el modelo.



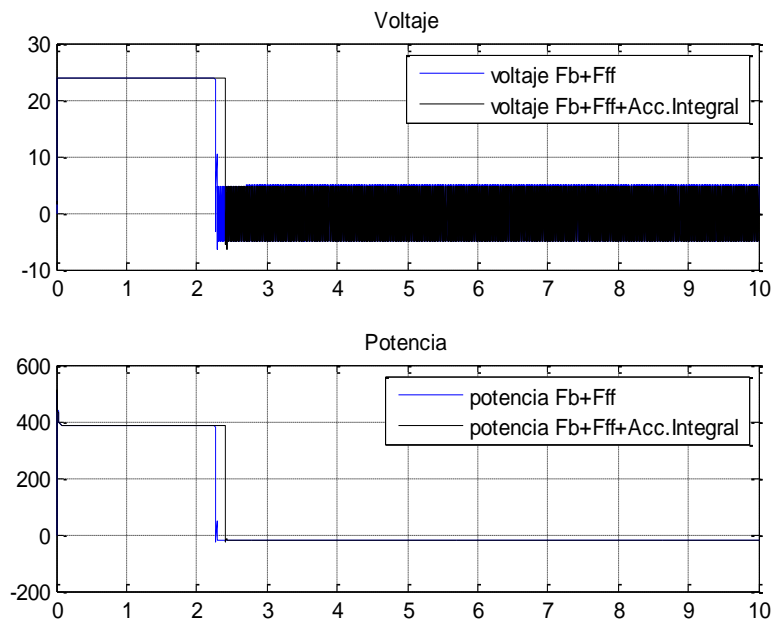
La acción de control y el consumo de potencia son muy similares, sin embargo se observa algunos desfases entre los 2 tipos de estructuras.



- $F_{ric} = 6 \cdot 10$



La respuesta con Feedback + Feedforward, resulta mejor (se aprecia una diferencia más grande) que la de Feedback + Feedforward + acción integral, aunque ambas ya no siguen a la velocidad de la respuesta del modelo.



Se aprecia que la actuación de la estructura Feedback + Feedforward, está anticipada con respecto a la actuación de Feedback + Feedforward + acción integral.

**Conclusiones:**

1.