Proyecto Global Integrador: Control coordinado de Grúa Pórtico

Objetivo:

Diseño, implementación conceptual y análisis de desempeño mediante simulación de un autómata híbrido de control semi-automático coordinado de operación para una grúa tipo pórtico (ej. grúa portacontenedores portuaria).

El sistema físico a controlar considera dos movimientos principales continuos en un plano vertical (2D): traslación del carro (horizontal) e izaje de la carga (vertical), accionados mediante motores eléctricos y con restricciones de recorrido (posiciones límite), velocidad y aceleración máxima, que están acoplados entre sí por la carga que se balancea, suspendida por los cables de izaje del carro que la traslada.

El autómata híbrido debe considerar dos niveles de control:

- a) control supervisor global, de estados discretos activados por eventos (comandos de operador, límites de protección, etc.), para la coordinación de trayectorias y control de operación global;
- b) dos controladores de movimiento, de estados continuos en tiempo discretizado (lazo cerrado), que reciben consignas de movimiento individuales del control supervisor para controlar cada uno de los movimientos principales (izaje y traslación), basados en accionamientos electro-mecánicos genéricos de 4 cuadrantes.

Lineamientos:

- Trabajo individual o en grupo de no más de dos alumnos: desarrollo y simulación.
- Presentación de Informe Técnico, completo y breve, cumpliendo lo pedido a continuación e incluyendo: Resumen. Introducción. Desarrollo: esquemas conceptuales y modelado; análisis; diseño; simulación y resultados. Conclusiones. Referencias consultadas.
- Demostración y explicación presencial breve mediante simulación (Matlab/Simulink).
- Plazo de presentación: Mayo-Junio de 2014 (fecha a coordinar).

I. Datos de la Aplicación y Sistema físico (Planta) a controlar:

Aplicación: grúa tipo pórtico de muelle, portacontenedores (ver esquema en Fig. 1).

Hipótesis simplificativas:

- estructura de pórtico totalmente rígida;
- sistema de izaje de carga (motor, tambor y cable) totalmente sobre el carro; 1 cable equivalente elástico sin masa propia;
- efectos externos: resistencia al viento despreciable; sólo se considera aceleración gravitatoria sobre carga.



Control de Operación Semi-Automático:

- a) Configuración: el operador ajusta, mediante interfaz HMI,
 - límites de traslación (sobre muelle, fijo, y sobre barco, fijo o incremental +/-1);
 - altura de izaje máxima (despeje de obstáculos: viga testera, contenedores apilados) y altura inicial de izaje y final de descenso automático (sobre muelle y sobre barco).
- b) Operación: el operador realiza, en Modo Manual, la maniobra inicial de aproximación, toma de carga e izaje inicial cargado → transferencia a Modo Automático: Trayectoria de izaje, traslación, descenso detención \rightarrow Modo Manual: maniobra final de aproximación, liberación de carga e izaje inicial vacío → retorno automatico vacío. → Repetir ciclo.

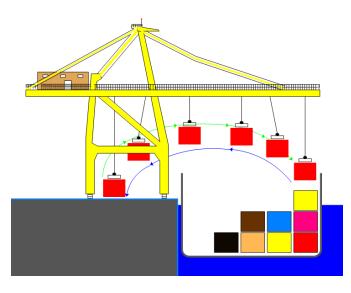


Figura 1: Esquema gral. de la aplicación de grúa

Coordenadas (sistema de referencia inercial fijo a muelle) y Límites de movimiento:

- 1. **Traslación de carro**: eje x, horizontal (positivo \rightarrow referido al borde de muelle x=0)
 - Posición x: [-30.0 (sobre muelle) ... 0.0 ...(sobre barco) +50.0] m;
 - Velocidad máx.: +/- 4.0 m/s (cargado o sin carga);
 - Aceleración máx: +/- 1.0 m/s² (cargado o sin carga).
- 2. **Izaje de carga**: eje y, vertical (positivo ↑ referido al nivel de muelle y=0)
 - Posición y: [-20.0 (dentro de barco) ... 0.0 ...(sobre barco / muelle) +40.0] m
 Despeje mínimo sobre borde de muelle (viga testera): +15m
 - Velocidad máx.: +/- 1.5 m/s (cargado) o +/- 3.0 m/s (sin carga);
 - Aceleración max.: +/- 1.0 m/s² (cargado o sin carga).

Carga suspendida (sometida a acción externa de aceleración gravitatoria: g= 9.80665 m/s²)

- Gancho vacío: ml=ml0=15000 kg (sin carga)
- Gancho con Carga nominal: ml=65000 kg (15000 + 50000 kg)

Cadena cinemática de accionamientos: (simplificada)

- Traslación de carro: → referir a coordenada de traslación x
 - Carro (incluye sistema izaje): mc=50000 kg;
 - Radio primitivo de rueda: Rw = 0.5 m;
 - Momento de inercia de ruedas (eje lento): Jw = 2.0 kg.m²;

- Caja reductora: relación i=15.0:1;
- Momento de inercia de motor y freno (eje rápido): Jm = 10.0 kg.m²;
- Fricción mecánica: definir bm, bw.
- 2. Izaje de carga: → referir a coordenada de izaje y
 - Hipótesis simplif.: cable rígido (a la tracción/pandeo) y sin masa propia.
 - Radio primitivo de tambor: Rd = 0.75 m (1 sola corrida de cable);
 - Momento de inercia de tambor (eje lento): Jd = 8.0 kg.m²;
 - Caja reductora: relación i=30.0:1;
 - Momento de inercia de motor y freno (eje rápido): Jm = 30.0 kg.m²;
 - Fricción mecánica: definir bm, bd.

Modelo dinámico simplificado de la planta (carro-izaje-carga) en tiempo continuo: (equivalente, referido a coordenadas en plano vertical de traslación x e izaje y)

Carga suspendida: $m_l \cdot \ddot{x}_l(t) = -F_w(t) \cdot \sin \theta(t)$ (Ec. 1.a)

$$m_l. \ddot{y}_l(t) = F_w(t). \cos \theta(t) - m_l. g$$
 (Ec. 1.b)

Accionamiento Traslación: $M_t \cdot \ddot{x}_t(t) = F_t(t) - b_t \cdot \dot{x}_t(t) + F_w(t) \cdot \sin \theta(t)$ (Ec. 2)

Accionamiento Izaje: $M_h.\ddot{l}_h(t) = F_h(t) - b_h.\dot{l}_h(t) - F_w(t)$ (Ec. 3)

Cable elástico amortiguado: $F_w(t) = K_w \cdot (l(t) - l_h(t)) + b_w \cdot (\dot{l}(t) - \dot{l}_h(t))$ (Ec. 4)

(Nota: cable siempre tensado por acción de gravedad, sin flexión o pandeo)

Tal que (restricción geométrica):

$$x_l(t) = x_t(t) + l(t) \cdot \sin \theta(t)$$

$$y_l(t) = y_{t0} - l(t) \cdot \cos \theta(t)$$

o, equivalentemente:

$$l(t) = \sqrt{(x_l(t) - x_t(t))^2 + (y_{t0} - y_t(t))^2}$$
$$\tan \theta(t) = \frac{x_l(t) - x_t(t)}{y_{t0} - y_t(t)}$$

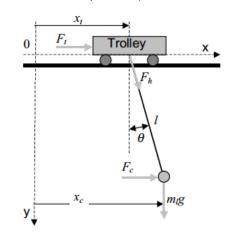


Figura 2: Modelo físico idealizado

Nota: utilizar la nomenclatura y sentido de eje y indicados en la descripción de coordenadas y ecuaciones, la cual difiere levemente de la indicada en el modelo físico idealizado de la Fig. 2.