Soft-real-time simulator with human interaction Co-simulation and model reduction



Manuel Vilaboy Rico Trainee – CAE Division

Leading Partner in Test & Mechatronic Simulation Tutores: Daniel Dopico Dopico Miguel Á. Naya Villaverde Marco Gubitosa



Introducción

- Análisis de estabilidad
- Co-simulación sistema mecánico lineal
- Co-simulación sistema mecánico no lineal
- Co-simulación hidráulico mecánico
- Conclusiones y trabajo futuro







Introducción a la co-simulación

Co-simulación [1]

- Sistemas complejos
- Sistemas multidisciplinares

El sistema completo es dividido en varios subsistemas

Para cada subsistema i:

Ecuaciones

 $\dot{\mathbf{x}}_i = \mathbf{f}_i(\mathbf{x}_i, \mathbf{u}_i)$ or $\mathbf{y}_i = \mathbf{g}_i(\mathbf{x}_i, \mathbf{u}_i)$

donde: **x**_{*i*}: vector de estado **u**_{*i*}: vector de entrada **y**_{*i*}: vector de salida

- Integrador numérico propio (Solver i)
- Paso de integración propio (t_{sim i})







Métodos de acoplamiento [1]









Hipótesis

Hipótesis:

- $\Delta T = H y \Delta t_{sim} = h$ definidos y constantes \rightarrow base de tiempo (*time grid*)
- Multirate → H ≠ h → Uso de extrapolación/interpolación [1, 2]
- El paso de comunicación, H, es un múltiplo del paso de integración, h.
- Método numérico de integración: Runge-Kutta IV explícito
- Método de aproximación de las entradas: Polinomios de Lagrange de orden 'p'



micro time grid



Índice

- Introducción
- Análisis de estabilidad
- Co-simulación sistema mecánico lineal
- Co-simulación sistema mecánico no lineal
- Co-simulación hidráulico mecánico
- Conclusiones y trabajo futuro







Estabilidad sistema físico (Sistema mecánico autónomo) [3]

• $\dot{\mathbf{x}} = f(\mathbf{x}), t \ge 0, \mathbf{x}(0) = \mathbf{x}_0 \xrightarrow{linearized} \dot{\mathbf{z}} = \mathbf{A} \cdot \mathbf{z}, t \ge 0, \mathbf{z}(0) = \mathbf{z}_0$

Si $\lambda_i = \alpha_i + j\beta_i$ son los autovalores de la matriz A, el sistema es estable si $\forall i \rightarrow \alpha_i \leq 0$

Estabilidad método numérico (Runge-Kutta) [3, 4]

Un método explícito de Runge-Kutta aplicado a las ecuaciones anteriores resulta:

$$y_{m+1} = R(hJ) \cdot y_m$$

donde *J*: Jacobiano; *h*: paso; $R(z) = 1 + z \sum_{j} b_j + z^2 \sum_{j,k} b_j a_{jk} + \cdots$

La región de estabilidad en este caso es:

$$S = \{z \in \mathbb{C}; |R(z)| \le 1\}$$
 con $z = h\lambda$



Regiones de estabilidad Runge-Kutta orden s



Estabilidad de la co-simulación

Para estudiar la estabilidad de la co-simulación completa se puede usar una compound matrix.

 ((x^I_N))

 $\mathbf{z}_{N+1} = \mathbf{M} \cdot \mathbf{z}_{N} \quad \text{donde,} \quad \mathbf{z}_{N} = \begin{cases} \begin{pmatrix} \mathbf{x}_{N}^{I} \\ \mathbf{x}_{N}^{II} \end{pmatrix} \\ \begin{pmatrix} \mathbf{y}_{N}^{I} \\ \mathbf{y}_{N}^{I} \end{pmatrix} \end{cases}$

M: compound matrix

- Si el radio espectral $\rho(\mathbf{M}) = \max |\lambda(\mathbf{M})| < 1 \Rightarrow$ la co-simulación será estable [1,5]
- La *compound matrix* incluye información sobre:
 - Tamaño de paso de comunicación
 - Tamaño de paso de integración
 - Método numérico de integración
 - Método de extrapolación/interpolación
 - Método de acoplamiento





- Introducción
- Análisis de estabilidad
- Co-simulación sistema mecánico lineal
- Co-simulación sistema mecánico no lineal
- Co-simulación hidráulico mecánico
- Conclusiones y trabajo futuro







Monolítico



- **Oscilador lineal 3 GdL**
- 11 parámetros físicos
- 3 divisiones diferentes





Configuración 2A





- —— Input (u)
- ----- State (x)

Leading Partner in

Test & Mechatronic Simulation





Configuración 2B









Configuración 2C











Resultados de la co-simulación

Fuerzas - Error absoluto respecto al caso monolítico

Jacobi







Polinomios orden cero (p=0)







Polinomios tercer orden (p=3)



H=0.05 s h₁=0.01 s h₂=0.01 s

Compound matrix

 Sustituyendo las ecuaciones del sistema en la ecuaciones del método numérico de integración y desarrollando las ecuaciones del método de interpolación/extrapolación, se pueden obtener los términos de la *compound matrix*

En este caso:

- Sistema mecánico lineal
 - $$\begin{split} \dot{\mathbf{x}} &= \mathbf{A} \cdot \mathbf{x} + \mathbf{B} \cdot \mathbf{u} \\ \mathbf{y} &= \mathbf{C} \cdot \mathbf{x} + \mathbf{D} \cdot \mathbf{u} \end{split}$$
- Runge-Kutta IV

$$x_{i+1} = x_i + \frac{k_1 + 2k_2 + 2k_3 + k_4}{6}$$

where,

$$k_{1} = h \cdot f(t_{i}, x_{i}) \qquad k_{3} = h \cdot f(t_{i} + \frac{h}{2}, x_{i} + \frac{k_{2}}{2})$$
$$k_{2} = h \cdot f\left(t_{i} + \frac{h}{2}, x_{i} + \frac{k_{1}}{2}\right) \qquad k_{4} = h \cdot f(t_{i} + h, x_{i} + k_{3})$$





Compound matrix

En este caso:



donde:
$$r = \frac{H}{h}$$
; $\mathbf{A}_{\mathbf{s}} = \mathbf{I} + \sum_{n=1}^{4} \frac{(h\mathbf{A})^n}{n!}$; $\mathbf{B}_{\mathbf{s}} = h\mathbf{B}\sum_{n=0}^{3} \frac{(h\mathbf{A})^n}{(n+1)!}$



Compound matrix

• Usando el vector
$$\mathbf{z}_{N+k} = \begin{cases} \begin{pmatrix} \mathbf{x}_{N+k}^{I} \\ \mathbf{x}_{N+k}^{II} \end{pmatrix} \\ \begin{pmatrix} \mathbf{y}_{N+k}^{I} \\ \mathbf{y}_{N+k}^{II} \end{pmatrix} \end{cases}$$
, la *compound matrix* se puede escribir como:

$$\begin{pmatrix} \mathbf{z}_{N+1} \\ \mathbf{z}_{N} \\ \vdots \\ \mathbf{z}_{N-p-1} \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} \mathbf{I} - \begin{bmatrix} \mathbf{M}_{N+1} & \mathbf{0} & \cdots & \mathbf{0} \\ \mathbf{0} & \mathbf{0} & & \\ \vdots & & \ddots & \vdots \\ \mathbf{0} & & \cdots & \mathbf{0} \end{bmatrix} \end{pmatrix}^{-1} \cdot \begin{bmatrix} \mathbf{M}_{N} & \mathbf{M}_{N-1} & \cdots & \cdots & \mathbf{M}_{N-p} \\ \mathbf{I} & \mathbf{0} & \cdots & \mathbf{0} & \mathbf{0} & \cdots & \mathbf{0} \\ \mathbf{0} & \mathbf{I} & & \vdots & \mathbf{0} & \ddots & \vdots \\ \vdots & & \ddots & \mathbf{0} & & \cdots & \mathbf{0} \\ \mathbf{0} & \cdots & \mathbf{0} & \mathbf{I} & \mathbf{0} & \cdots & \mathbf{0} \end{bmatrix} \cdot \begin{pmatrix} \mathbf{z}_{N} \\ \mathbf{z}_{N-1} \\ \vdots \\ \mathbf{z}_{N-p} \end{pmatrix}$$

M: *compound matrix*

Para el esquema de Jacobi $M_{N+1} = 0$







Gráficas de estabilidad

Jacobi

Leading Partner in

Test & Mechatronic Simulation





Gráficas de estabilidad

Gauss-Seidel

Leading Partner in

Test & Mechatronic Simulation







- Introducción
- Análisis de estabilidad
- Co-simulación sistema mecánico lineal
- Co-simulación sistema mecánico no lineal
- Co-simulación hidráulico mecánico
- Conclusiones y trabajo futuro







Monolítico



3 divisiones diferentes





Resultados de la co-simulación

Fuerzas - Error absoluto respecto al caso monolítico

Jacobi



Gauss-Seidel



Polinomios orden cero (p=0)







Polinomios tercer orden (p=3)



H=0.05 s

Compound matrix

Leading Partner in

Test & Mechatronic Simulation

- La *compound matrix* cambia en cada intervalo de comunicación
- No hay correlación entre el radio espectral al inicio y la estabilidad





Intervalo de tolerancia

- Dado que el radio espectral al inicio no proporciona información fiable, se puede estudiar la estabilidad usando un intervalo de tolerancia
- Si la fuerza al final está dentro de la tolerancia ⇒ la co-simulación es estable







Condiciones iniciales

- En el caso no lineal, las condiciones iniciales tienen un papel importante en la estabilidad
 - Posición inicial de los péndulos [grados]



Gráficas de estabilidad

Jacobi







Gráficas de estabilidad

Gauss-Seidel Configuración 2C Configuración 2B Configuración 2A M_2 Estable Estable Inestable Inestable **Estable** Inestable 0.2 0.2 0.2 0.2 0.15 0.15 0.15 0.15 0.15 D 1: ΔTcom ∆Tcom p=0 ∆Tcom ∆Tcom 0.1 0.1 ∆Tcom ∆Tcom 0.1 П ² Ο. п 0.05 0.05 0.05 0.05 0.05 0.05 0 0 Ο, 0 П п 0 · 10⁻³ × 10⁻³ × 10⁻³ x 10⁻³ × 10⁻³ x 10⁻³ × 10⁻³ 10 x 10⁻³ x 10 < 10[°] x 10⁻³ ∆Tint II ∆Tint II ∆Tint II ∆Tint II ∆Tint II ∆Tint II ∆Tint I ∆Tint I ∆Tint I ∆Tint I ∆Tint ∆Tint I 4 0 4 0 4 0 4 0 4 0 4 0 Estable Estable Inestable Inestable **Estable** Inestable 0.2 0.3 0.2 0.2 0.1 0.2 0.15 0.15 0.15 0.15 0.15 0.1 p=3 ∆Tcom ∆Tcom ∆Tcom ∆Tcom ∆Tcom ∆Tcom 0.1 0.1 Ο. 0.1 П 0.05 0.05 0.05 0.05 0.05 0.05 0 0 o 0 п 0 0 0 < 10⁻³ × 10⁻³ x 10⁻³ x 10⁻³ x 10⁻³ x 10⁻³ x 10⁻³ x 10⁻⁴ 10 10 x 10 ∆Tint II ∆Tint II ∆Tint II ∆Tint II $\Delta Tint II$ $\Delta Tint \ II$

ΔTint

4 0



∆Tint I

4 0



∆Tint I

4 0

4 0

∆Tint I



∆Tint I

4 0

4 0

ΔTint



- Introducción
- Análisis de estabilidad
- Co-simulación sistema mecánico lineal
- Co-simulación sistema mecánico no lineal
- Co-simulación hidráulico mecánico
- Conclusiones y trabajo futuro







Sistema mecánico



Coordenadas

- Independiente: {θ}
- Relativas: {θ,φ,x} + 2 ecs. de restricción
- Punto de referencia: Sólidos (A, B, C)

+ 17 ecs. de restricción

Péndulo-actuador

- 3 sólidos
- 3 modelados distintos





Sistema hidráulico



Actuador

- Pistón simple
- Muelle-amortiguador en los extremos
- 2 Estados (no inercia)

Servoválvula

- 4 vías
- 3 posiciones





Gráficas de estabilidad

Jacobi







Gráficas de estabilidad

Gauss-Seidel









- Introducción
- Análisis de estabilidad
- Co-simulación sistema mecánico lineal
- Co-simulación sistema mecánico no lineal
- Co-simulación hidráulico mecánico

Conclusiones y trabajo futuro







Conclusiones

	Estabilidad	Eficiencia	Precisión
Condiciones iniciales	(variable)	(constante)	(constante)
$\downarrow \Delta \mathbf{T_{com}}$	(aumenta)	(disminuye)	(aumenta)
↓ orden polinomios	(normalmente aumenta)	(normalmente aumenta)	(normalmente disminuye)
Jacobi ↓ Gauss-Seidel	(aumenta)	(disminuye)	(aumenta)





Trabajo futuro

Cambiar hipótesis iniciales:

- El paso de comunicación, H, podría no estar limitado a ser un múltiplo del paso de integración, h.
- Implementar métodos numéricos de integración implícitos:
 - Otros integradores: p.e. BDF, Generalized-α
- Extender el modelo de prueba hidráulico-mecánico a un brazo de excavadora





- [1] BUSCH, M. and SCHWEIZER, B., Numerical Stability and Accuracy of Different Co-simulation Techniques: Analytical Investigations Based on a 2-DOF Test Model, The 1st Joint International Conference on Multibody System Dynamics, Lappeenranta, Finland, May 25-27 2010.
- [2] KÜBLER, R. and SCHIELEN, W., Two Methods of Simulator Coupling, Mathematical and Computer Modelling of Dinamical Systems: Method, Tools and Applications in Engineering and Related Sciences, 6:2, 93-113, 2000.
- [3] HAIRER, E., NORSETT, S. P., AND WANNER, G., Solving Ordinary Differential Equations II, 2nd ed. Springer-Verlag, 1987.
- [4] EBERLY, D., Stability Analysis for Systems of Differential Equations, Geometric Tools, LLC, March 2 2008.
- [5] SOLCIA, T. and MASARATI, P., *Helicopter Aeroservoelasticity by Multirate Simulation,* Seventh Pegasus-AIAA Student Conference, Torino, Italy, April 28 2011.





Gracias por su atención ¿**Preguntas**?



Soft-real-time simulator with human interaction Co-simulation and model reduction



