

# Equazioni Differenziali Ordinarie – IVP

## 6

**Problemi STIFF**

# Metodi numerici per ODE

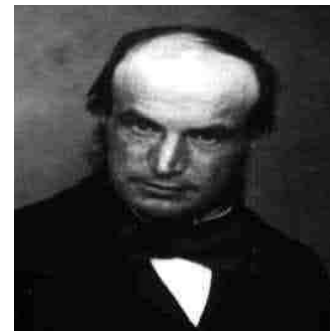
- **Metodi one-step**
  - Metodi Eulero
  - Analisi dei metodi one-step
  - Metodi Runge-Kutta
- **Metodi Multi-step**
  - Adams-Bashforth
  - Adams-Moulton
  - Predictor-Corrector
- **Sistemi**
- **Stabilità**
- **Problemi stiff**



**Eulero**

**Martin Kutta**

**Carl David Runge (1856-1927)**



**J.C. Adams  
(1819-1882)**

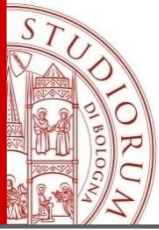
# Problemi stiff

**STIFF**: Indica una sorta di mal condizionamento capace di rendere instabili quasi tutti i metodi alle differenze visti

Un sistema ODE e' detto **stiff** se, approssimato con un metodo numerico caratterizzato da una regione di assoluta stabilita' di estensione finita, **obbliga** quest'ultimo, per ogni condizione iniziale per la quale il problema ammetta soluzione, **ad utilizzare un passo di discretizzazione eccessivamente piccolo** rispetto a quello necessario per descrivere ragionevolmente l'andamento della soluzione esatta.



Consideriamo per questi problemi metodi caratterizzati da una zona "larga" di assoluta stabilità



# Come individuare un Problema stiff

- Sistema di ODE lineari a coefficienti costanti

$$y'(x) = Ay(x) + \phi(x) \quad A \in \mathbb{R}^{m \times m}, \quad \phi \in \mathbb{R}^m$$

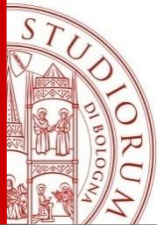
- Supponiamo che **A** abbia **m autovalori distinti**
- Soluzione

$$y(x) = \sum_{j=1}^m c_j e^{\lambda_j x} v_j + \psi(x)$$

$c_1, c_2, \dots, c_m$  costanti

$\{v_j\}$  base formata da autovettori di A associati ai  $\lambda_j, j = 1, 2, \dots, m$

$\psi(x)$  soluzione particolare della ODE.



# Esempio

- Problema 1

$$\begin{pmatrix} y_1'(x) \\ y_2'(x) \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} -2 & 1 \\ 1 & -2 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} y_1(x) \\ y_2(x) \end{pmatrix} + \begin{pmatrix} 2 \sin(x) \\ 2(\cos(x) - \sin(x)) \end{pmatrix}$$

**condizioni iniziali**  $\begin{pmatrix} y_1(0) = 2 \\ y_2(0) = 3 \end{pmatrix}$

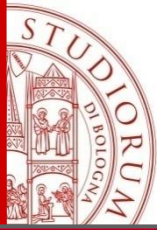
- Problema 2

$$\begin{pmatrix} y_1'(x) \\ y_2'(x) \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} -2 & 1 \\ 998 & -999 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} y_1(x) \\ y_2(x) \end{pmatrix} + \begin{pmatrix} 2 \sin(x) \\ 999(\cos(x) - \sin(x)) \end{pmatrix}$$

**condizioni iniziali**  $\begin{pmatrix} y_1(0) = 2 \\ y_2(0) = 3 \end{pmatrix}$

***Stessa soluzione:***

$$\begin{pmatrix} y_1(x) \\ y_2(x) \end{pmatrix} = 2e^{-x} \begin{pmatrix} 1 \\ 1 \end{pmatrix} + \begin{pmatrix} \sin(x) \\ \cos(x) \end{pmatrix}$$



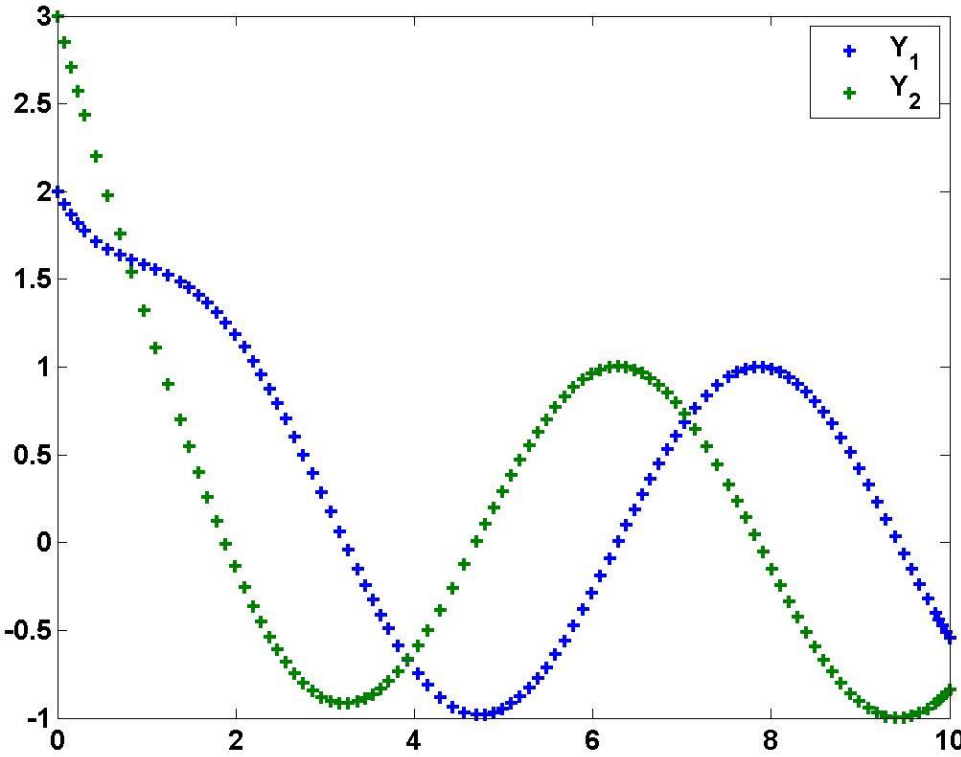
# Soluzione numerica

- Problema 1
- Metodo RK ordine 45  
Con passo adattivo con  $\text{toll}=0.01$ , in  $[0,10]$ .
  - **25** passi
  - **169** valutazioni di funzione
- Metodo implicito ordine 4
  - **41** passi
  - **90** valutazioni
- Problema 2
- Metodo RK ordine 45  
Con passo adattivo con  $\text{toll}=0.01$ , in  $[0,10]$ .
  - **3015** passi
  - **18769** valutazioni di funzione
- Metodo implicito ordine 4
  - **48** passi
  - **112** valutazioni

Con passo fissato  $h=0.1$ : non otteniamo soluzione (overflow)

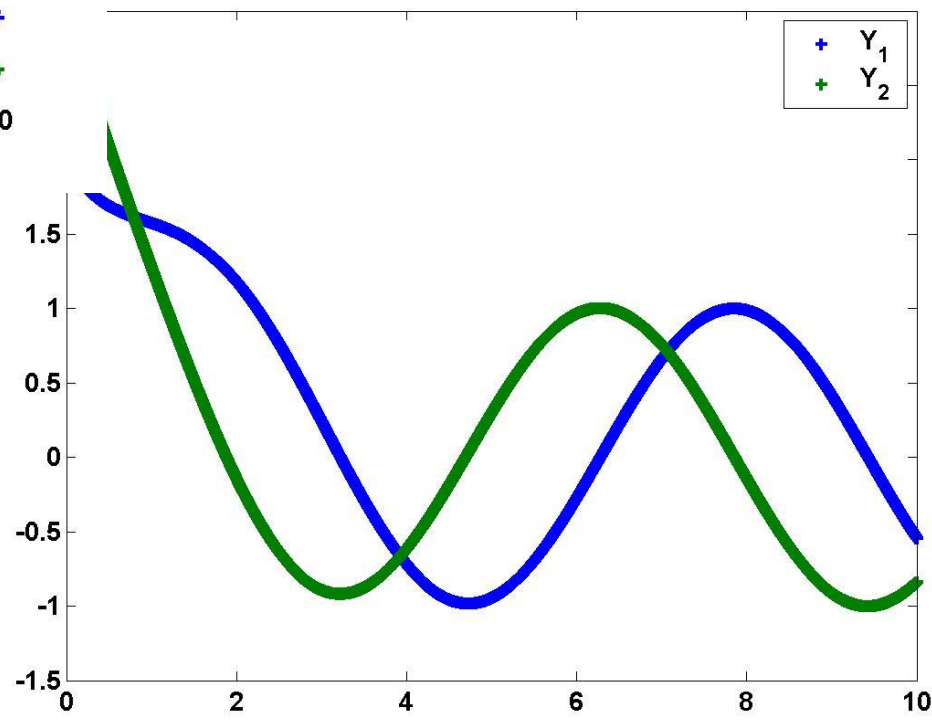
# Problema 1

ode45 hmin=0.039663

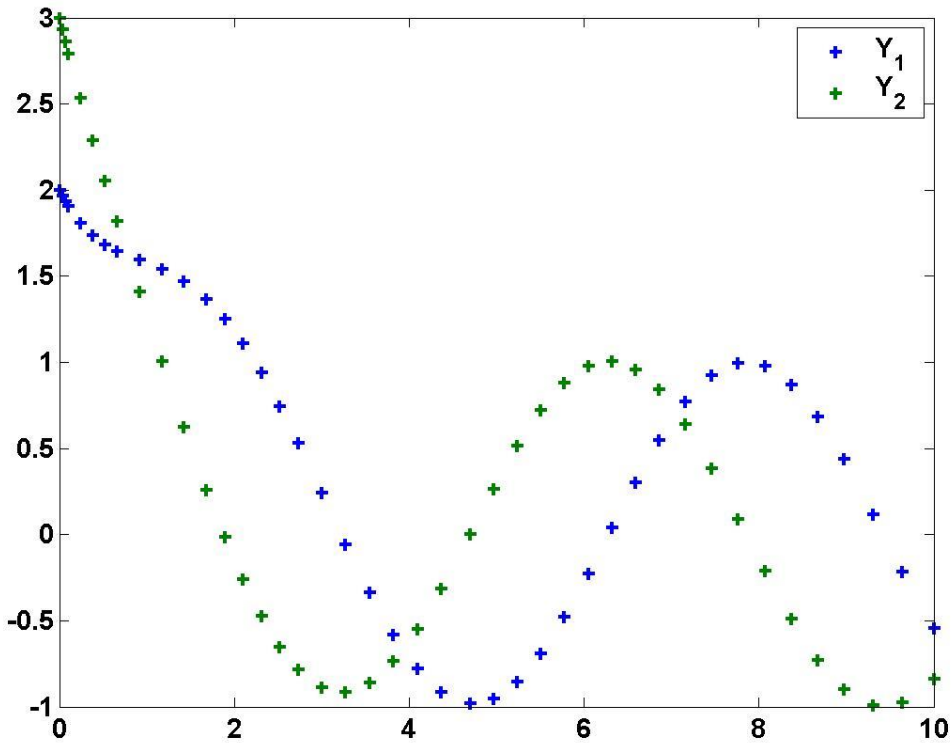


# Problema 2

ode45 hmin=0.00056656



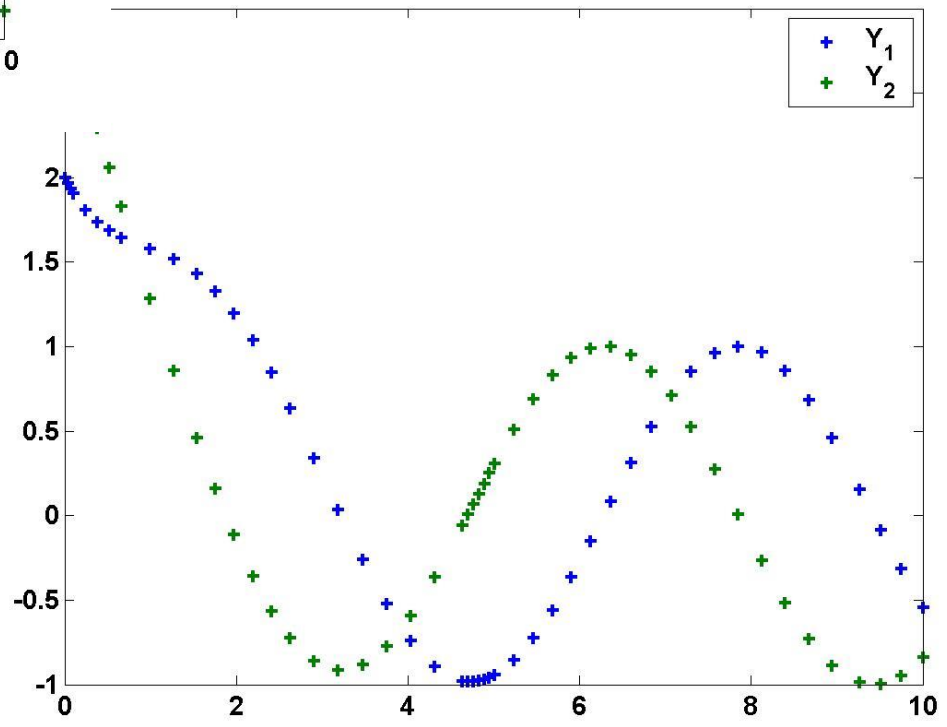
ode13s hmin=0.035777



# Problema 1



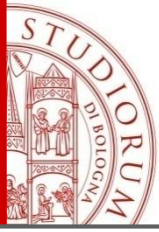
ode13s hmin=0.035777



# Problema 2

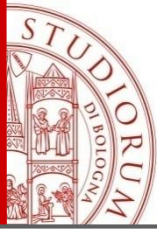






# Osservazioni

- Il fenomeno che si presenta è una sorta di mal condizionamento noto come **STIFFNESS**
- Il problema 2 è detto stiff, mentre il problema 1 è non stiff.
- Non è una proprietà dipendente dalla soluzione, è una proprietà del sistema stesso.



# Come individuare un Problema stiff

Soluzione generale

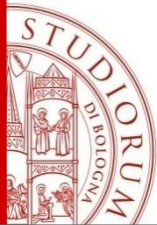
$$y(x) = \sum_{j=1}^m c_j e^{\lambda_j x} v_j + \psi(x)$$

Nell'esempio

$$\begin{pmatrix} y_1(x) \\ y_2(x) \end{pmatrix} = c_1 e^{-x} \begin{pmatrix} 1 \\ 1 \end{pmatrix} + c_2 e^{-3x} \begin{pmatrix} 1 \\ -1 \end{pmatrix} + \begin{pmatrix} \sin(x) \\ \cos(x) \end{pmatrix}$$

$$\begin{pmatrix} y_1(x) \\ y_2(x) \end{pmatrix} = c_1 e^{-x} \begin{pmatrix} 1 \\ 1 \end{pmatrix} + c_2 e^{-1000x} \begin{pmatrix} 1 \\ -998 \end{pmatrix} + \begin{pmatrix} \sin(x) \\ \cos(x) \end{pmatrix}$$

- $c_1$  e  $c_2$  sono costanti. Allora per  $x \rightarrow +\infty$  la soluzione  $y$  tende alla soluzione particolare  $\Psi$ , in quanto ciascuna delle soluzioni particolari  $e^{\lambda_j x}$  tende a zero per  $x$  tendente all'infinito.
- Una spiegazione può essere data in termini di teoria della stabilità.



**PROBLEMA 1** autovalori di

$$A = \begin{pmatrix} -2 & 1 \\ 1 & -2 \end{pmatrix} \quad \{\lambda = -1, \lambda = -3\}$$

**PROBLEMA 2** autovalori di

$$A = \begin{pmatrix} -2 & 1 \\ 998 & -999 \end{pmatrix} \quad \{\lambda = -1, \lambda = -1000\}$$

**Metodo RK 45** ha intervallo di assoluta stabilità  $(-3,0)$ :

- per il **problema 1** si ha assoluta stabilità se  $-3 \cdot h \in (-3,0)$  quindi deve essere  $h < 1.0$
- per il **problema 2** si ha assoluta stabilità se  $-1000 \cdot h \in (-3,0)$  quindi deve essere  $h < 0.003$  e questo vincola notevolmente il passo.

**Metodo IMPLICITO 4 ordine** ha intervallo di assoluta stabilità che include il semiasse negativo del piano complesso, quindi  $h\lambda \in \mathbb{R}_a$  per ogni passo  $h$ , quando  $\lambda$  ha parte reale negativa.



# La natura della stiffness

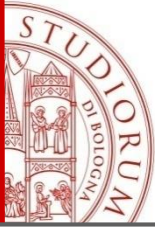
Soluzione:  $y(x) = \sum_{j=1}^m c_j e^{\lambda_j x} v_j + \psi(x)$

Ipotesi:  $\text{Re } \lambda_j < 0 \quad \forall j = 1, 2, \dots, m.$

Allora per  $x \rightarrow +\infty$  la soluzione  $y$  tende alla soluzione particolare  $\Psi$ , in quanto ciascuna delle soluzioni particolari  $e^{\lambda_j x}$  tende a zero per  $x$  tendente all'infinito.

$\Psi$  soluzione del sistema allo **stato stazionario**  
(cioè per tempi infiniti)

$a$  soluzione nello **stato transitorio** (per tempi finiti).

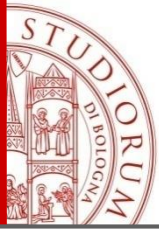


# La natura della stiffness

- Se  $|\operatorname{Re} \lambda_j|$  è grande allora  $\mathbf{a}$  decade velocemente e si ha un veloce transitorio
- Se  $|\operatorname{Re} \lambda_j|$  è piccolo allora  $\mathbf{a}$  decade lentamente e si ha un lento transitorio

Sia 
$$\operatorname{Re} \underline{\lambda} \leq |\operatorname{Re} \lambda_j| \leq \operatorname{Re} \bar{\lambda}$$

- Se siamo interessati a raggiungere la soluzione allo stato stazionario  $\Psi$  allora dobbiamo continuare ad integrare fino a che il più lento transitorio non sia trascurabile. **Più piccolo  $|\operatorname{Re} \underline{\lambda}|$  e più a lungo dovremo continuare ad integrare.**
- Se usiamo uno schema numerico con regione di assoluta stabilità ( $h^* \lambda \in \mathbb{R}_a$ ) e  $|\operatorname{Re} \bar{\lambda}|$  è grande allora il passo  $h$  dovrà essere molto piccolo per un periodo di tempo molto lungo per poter ottenere la soluzione stazionaria.
- **Allora il passo  $h$  risulta avere delle limitazioni che dipendono dal massimo modulo degli autovalori di  $A$ .**



# Come individuare un Problema stiff

Sembra quindi che si abbia stiffness quando:

$|\operatorname{Re} \underline{\lambda}|$  è molto piccolo

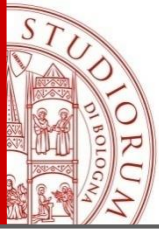
$|\operatorname{Re} \bar{\lambda}|$  è molto grande

Quoziente di stiffness

$$r_s = \frac{|\operatorname{Re} \bar{\lambda}|}{|\operatorname{Re} \underline{\lambda}|}$$

Un sistema di ODE lineare a coefficienti costanti e' **stiff** se gli autovalori della matrice A hanno tutti parte reale negativa e

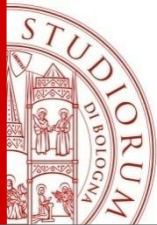
$$r_s \gg 1$$



# Metodi numerici per problemi stiff

---

- Nessun metodo condizionatamente assolutamente stabile risulta adatto per approssimare un problema stiff.
- Ciò rivaluta i metodi impliciti, multistep o Runge-Kutta, più costosi degli schemi espliciti, ma aventi regioni di assoluta stabilità infinite.



ALMA MATER STUDIORUM  
UNIVERSITÀ DI BOLOGNA

# Serena Morigi

Dipartimento di Matematica

[serena.morigi@unibo.it](mailto:serena.morigi@unibo.it)

<http://www.dm.unibo.it/~morigi>