

*A cura di Giovanni Senes e Giordano Morelli*

## **INTRODUZIONE A MAXIMA**

### **Agenda**

- **Introduzione a Maxima**
- **Operatori Maxima**
- **teorema di Castigliano**
- **Referenze**

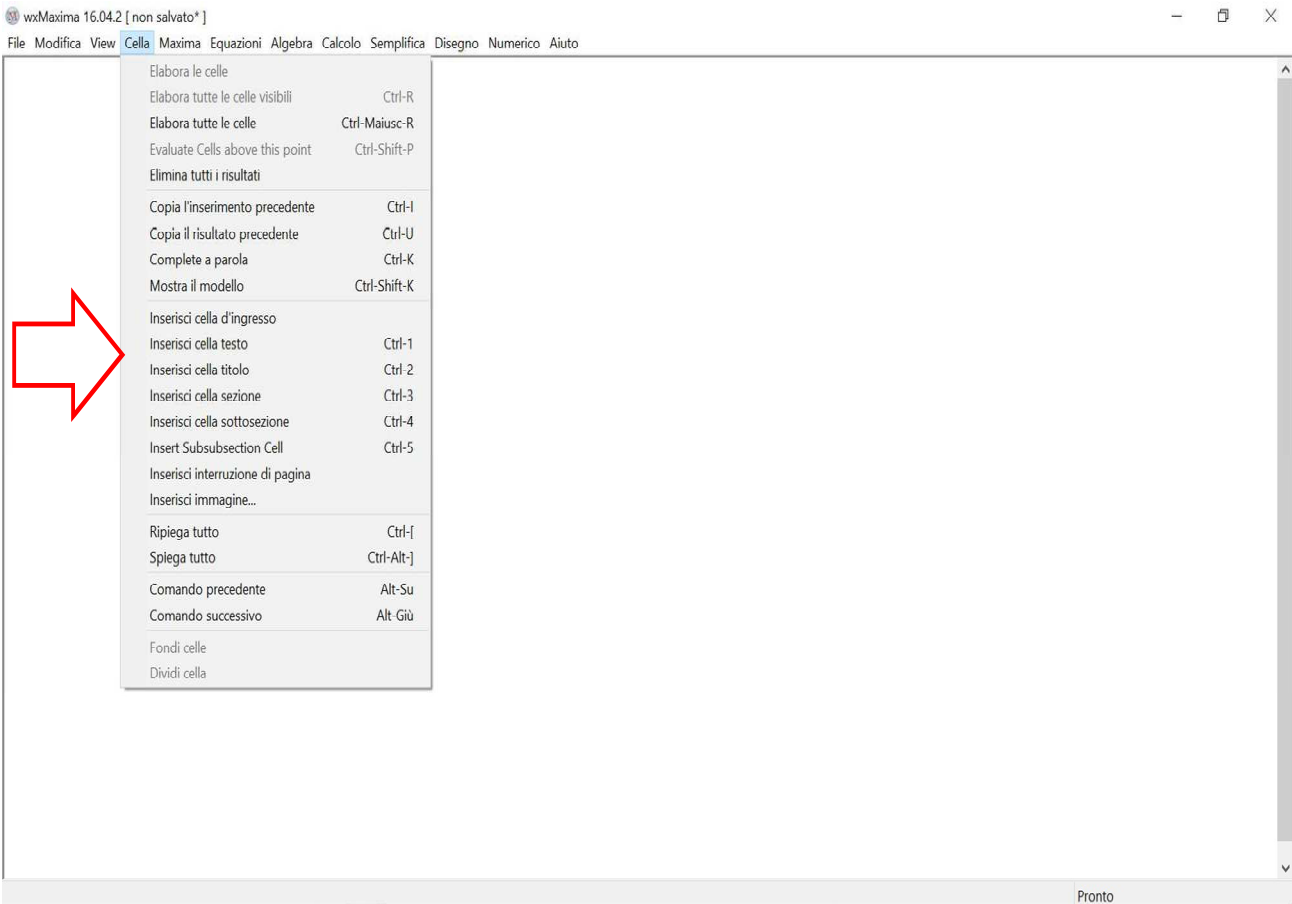
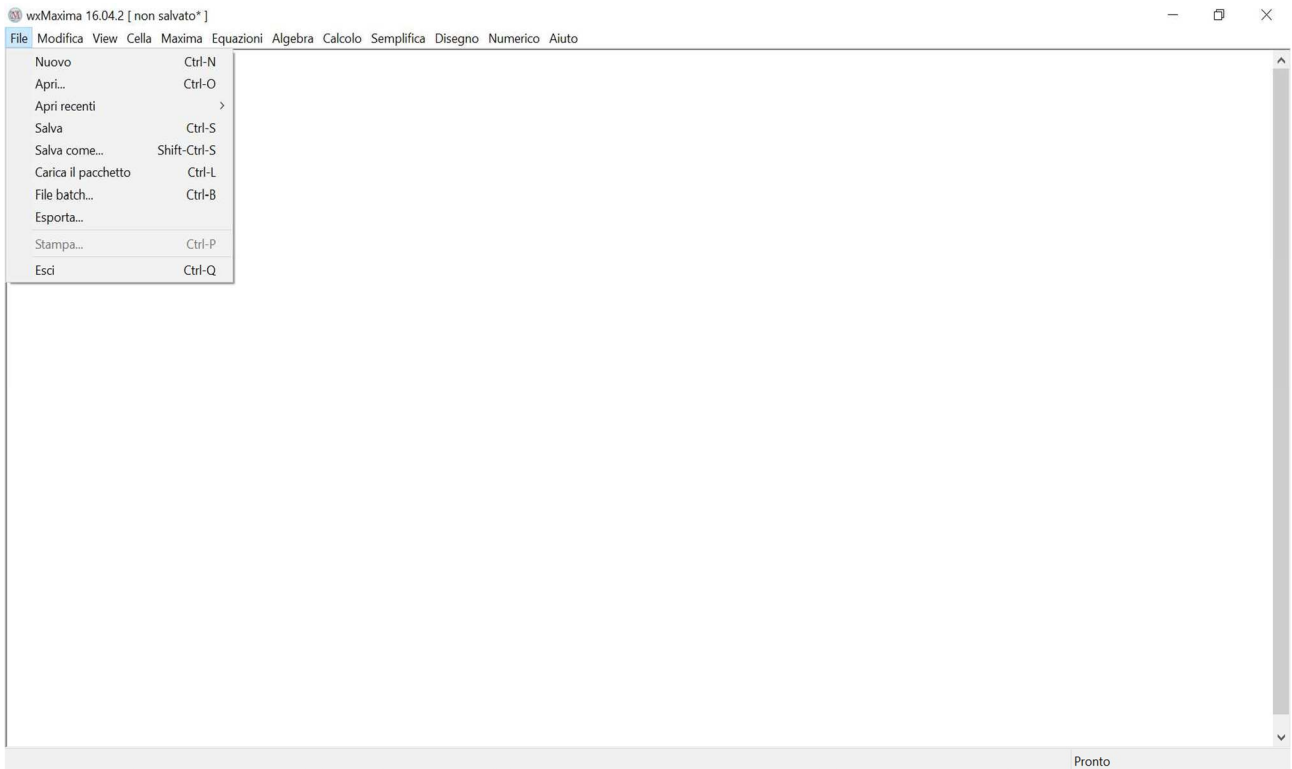
## **INTRODUZIONE**

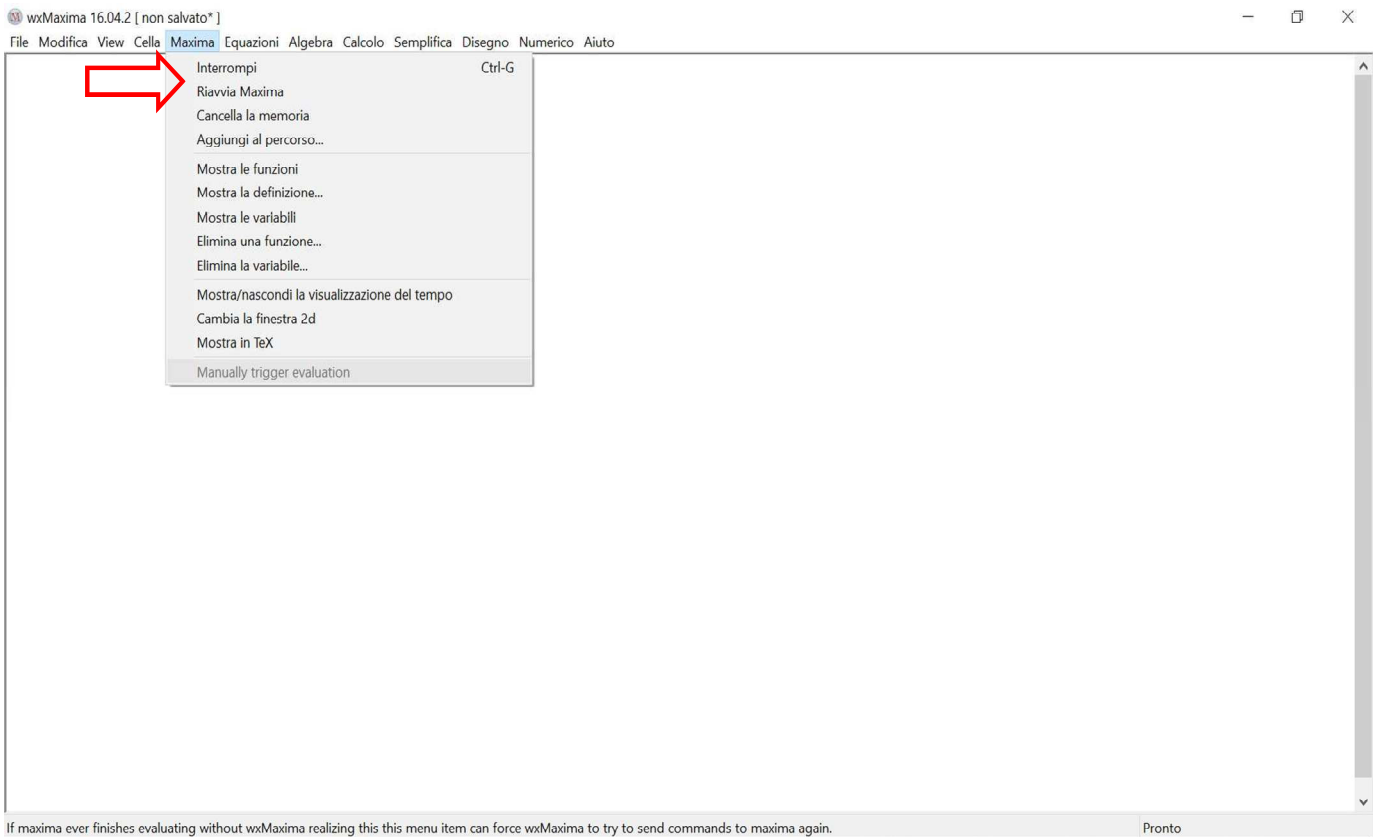
Maxima è uno strumento per la manipolazione di simboli ed espressioni numeriche, che includono:

- differenziazioni,
- integrazioni,
- serie di Taylor,
- trasformate di Laplace,
- equazioni differenziali ordinarie,
- sistemi di equazioni lineari,
- polinomi,
- vettori, matrici e tensori.

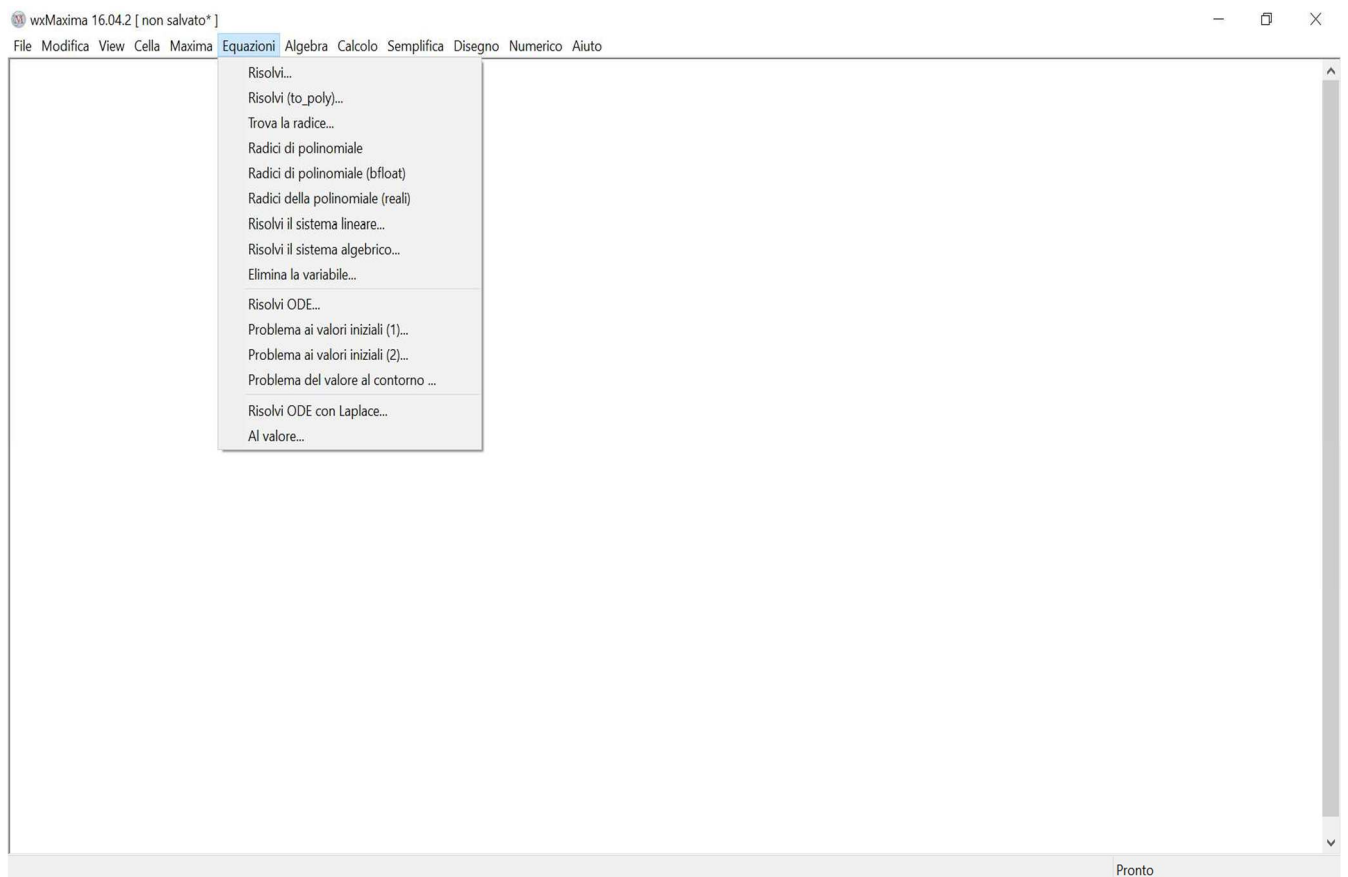
Maxima produce risultati numerici di alta precisione utilizzando frazioni esatte, numeri interi a precisione arbitraria e numeri a virgola mobile a precisione variabile. Maxima può inoltre tracciare funzioni e dati in due e tre dimensioni.

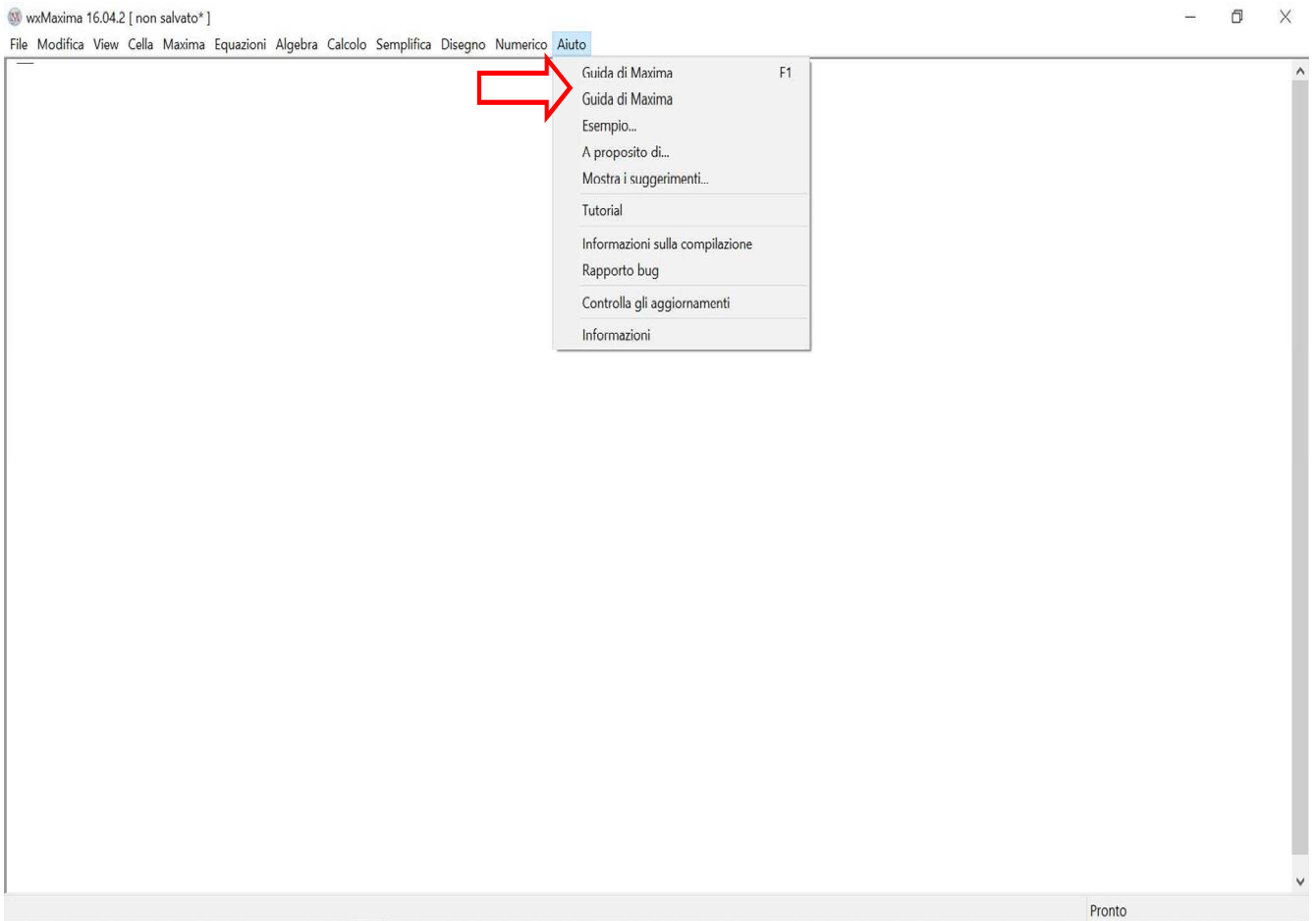
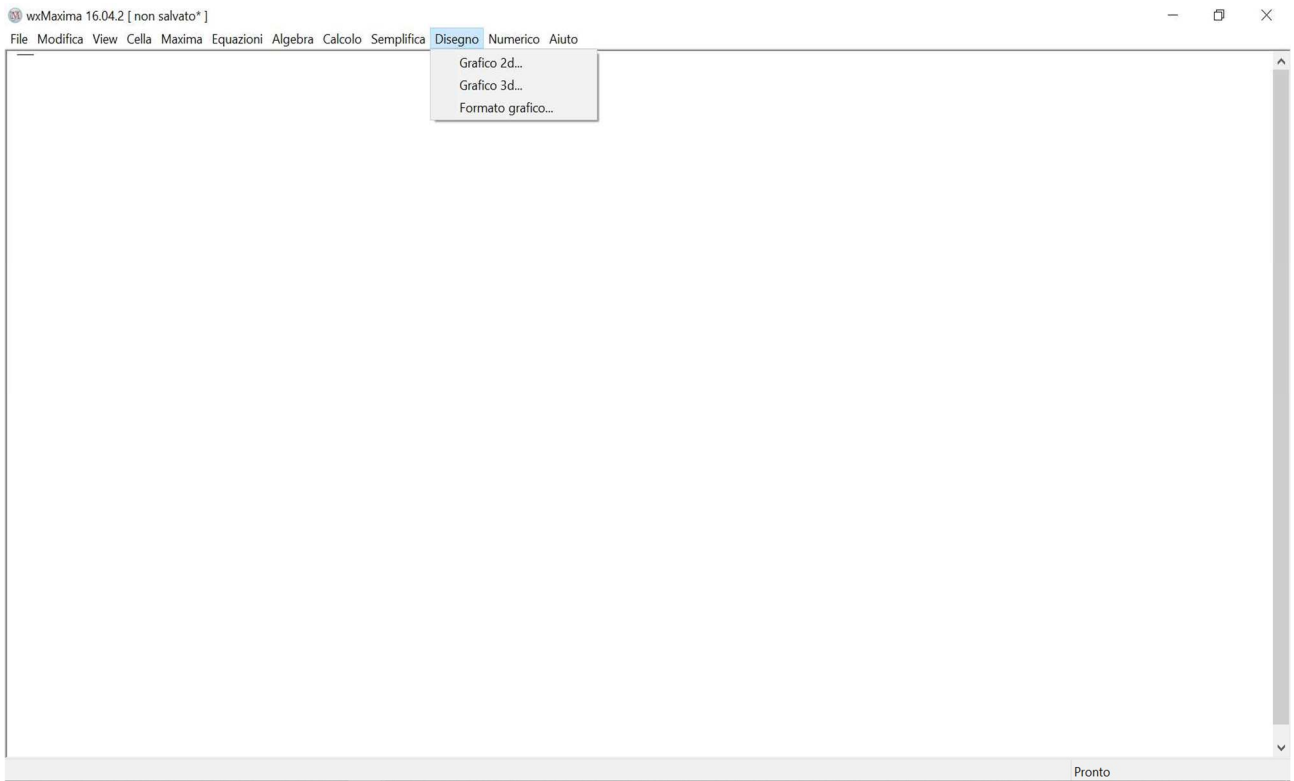
# BARRA DEGLI STRUMENTI PRINCIPALI





If maxima ever finishes evaluating without wxMaxima realizing this this menu item can force wxMaxima to try to send commands to maxima again.





# OPERATORI MAXIMA

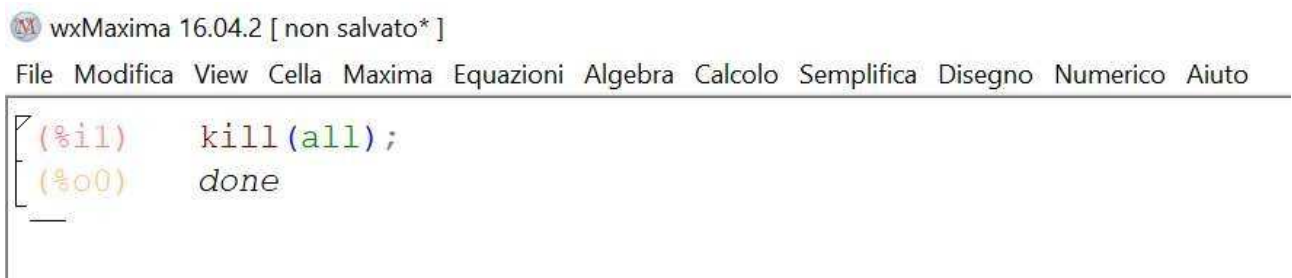
## Input(%i#) e output (%o#)

Accanto al prompt (% i #) l'operazione potrebbe essere definita.

Qualsiasi input deve essere chiuso dal carattere di semicolonna (;).

Il prompt (% o #) rappresenta l'output dell'operazione.

NOTA: Maxima è un programma che fa distinzione tra maiuscole e minuscole e pertanto come regola generale, si suggerisce di adottare qualsiasi comando / operazione / variabile solo in lettere minuscole.



```
wxMaxima 16.04.2 [ non salvato* ]
File Modifica View Cella Maxima Equazioni Algebra Calcolo Semplifica Disegno Numerico Aiuto
(%i1) kill(all);
(%o0) done
```

Il comando “kill(all)” serve per cancellare qualsiasi tipo di operazione e comando fatto precedentemente.

Il comando kill(a) invece rimuove solo la variabile “a” con tutti i suoi incarichi e proprietà assunti fino a quel momento.

## CARATTERI SPECIALI

;  
ogni cella inoltre deve terminare con tale carattere.

%  
se si vuole fare riferimento al risultato immediatamente precedente calcolato da Maxima.

e  
è la base naturale logaritmica.

π  
è uguale a 3.14159...

i  
è la radice quadrata di -1

:  
per assegnare ad una variabile un determinato valore.

\$  
sopprime la visualizzazione del calcolo di Maxima, ciò è utile se si sta calcolando alcuni risultati intermedi di lunga durata e non si vuole perdere tempo a visualizzarlo sullo schermo.

Input terminator ; or \$

→ a;  
(%o1) a

→ a\$

→ b;  
(%o3) b

Caratteri speciali ( %, %pi, %e, %i ) e numeri

→ %;  
(%o4) b

→ %pi;  
(%o5) π

→ %pi, numer;  
(%o6) 3.141592653589793

→ %e;  
(%o7) %e

→ %e,numer;  
(%o8) 2.718281828459045

---

[ (%i10) a;  
(%o10) a

[ (%i11) a:10;  
(a) 10

[ (%i12) a;  
(%o12) 10

## LISTE:

```
[ (%i12)  b: [3,pippo,3/5];  
  (b)    [3,pippo, 3/5 ]  
  
[ (%i13)  b[3];  
  (%o13)  3/5  
  
[ (%i14)  b[3]: puffo;  
  (%o14)  puffo  
  
[ (%i15)  b;  
  (%o15)  [3,pippo,puffo]
```

Come si può vedere, una volta creata la lista si può in seguito richiamare un singolo elemento di quest'ultima.

Un'altra operazione che si può fare con liste è cambiare i suoi elementi, anche questo lo si può vedere nell'immagine di sopra.

Di seguito un altro metodo per creare una lista ed assegnare contemporaneamente i rispettivi elementi a delle semplici variabili:

```
[ (%i19)  [c, d, e]:[20,pluto,-3/77];  
  (%o19)  [20,pluto,-3/77 ]  
  
[ (%i20)  c;  
  (%o20)  20  
  
[ (%i21)  d;  
  (%o21)  pluto  
  
[ (%i22)  e;  
  (%o22)  -3/77
```



## EQUAZIONI

In questo caso entra in gioco l'operatore "="

```
[ (%i24) eqn1: _a0*x-5*y=17;  
  (eqn1)  _a0 x-5 y=17
```

```
[ (%i25) eqn2: _a1*x+3+y=29;  
  (eqn2)  y+_a1 x+3=29
```

```
[ (%i26) eqn1;  
  (%o26)  _a0 x-5 y=17
```

```
[ (%i27) eqn2;  
  (%o27)  y+_a1 x+3=29
```

```
[ (%i28) expr: (x^3-1)^2;  
  (expr)  (x^3-1)^2
```

```
[ (%i29) f(x):=expr;  
  (%o29)  f(x):=expr
```

```
[ (%i30) f(x);  
  (%o30)  (x^3-1)^2
```

## DEFINIZIONE DI FUNZIONI

### PER UNA SINGOLA VARIABILE

**$f(x_1, \dots, x_n) := \text{expr}$**  definisce una funzione denominata **f** con argomenti  **$x_1, \dots, x_n$** , e il corpo della funzione **expr**. Il corpo della funzione viene valutato ogni volta che la funzione viene richiamata.

```
(%i28) expr: (x^3-1)^2;  
(expr) (x^3-1)^2
```

```
(%i29) f(x) := expr;  
(%o29) f(x) := expr
```

```
(%i30) f(x);  
(%o30) (x^3-1)^2
```

### PER PIÙ VARIABILI

**$f(x_1, \dots, x_n) := \text{expr}$**  definisce una funzione denominata **f** con argomenti  **$x_1, \dots, x_n$** , e il corpo della funzione **expr**. Il corpo della funzione viene valutato ogni volta che la funzione viene richiamata.

```
(%i1) expr : cos(y) - sin(x);  
(%o1) cos(y) - sin(x)  
(%i2) F1 (x, y) := expr;  
(%o2) F1(x, y) := expr
```

## OPERATORI MAGGIORE, MINORE, UGUALE, DIVERSO

assunzioni: maggiore(>), minore(<), uguale(equal()), diverso(notequal())

```
(%i3) assume(xx>0, yy<0, zz>=0);
```

```
(%o3) [xx > 0, yy < 0, zz ≥ 0]
```

```
(%i4) assume(equal(ww,0));
```

```
(%o4) [equal( ww, 0) ]
```

```
(%i5) assume(notequal(qq,1));
```

```
(%o5) [notequal( qq, 1) ]
```

## OPERATORE DEFINE

Definisce una funzione denominata  $f$  con argomenti  $x_1, \dots, x_n$  e function body **expr**. La funzione così definita può essere una normale funzione di Maxima (con argomento racchiuso tra parentesi) o una funzione di matrice (con argomenti racchiusi tra parentesi quadre).

Quando il primo argomento di **define** è un'espressione nella forma  $f(x_1, \dots, x_n)$  o  $f[x_1, \dots, x_n]$ , gli argomenti della funzione vengono valutati ma  $f$  non viene valutata, anche se esiste già una funzione o una variabile con quel nome.

```
(%i7) expr_theta_zeta:cos(theta)-sin(zeta);
```

```
(expr_theta_zeta) cos(θ) - sin(ζ)
```

```
(%i6) define(  
  F1(theta,zeta),  
  expr_theta_zeta  
);
```

```
(%o6) F1(θ,ζ):=expr_theta_zeta
```

in questo caso si è scritto su più righe, ma si poteva farlo anche tutto nella stessa

```
(%i8) F1(a,b);
```

```
(%o8) cos(θ) - sin(ζ)
```

```
(%i2) F2(theta,zeta):=expr_theta_zeta;
```

```
(%o2) F2(θ,ζ):=expr_theta_zeta
```

## VALUTAZIONI NUMERICHE

`%`, `numer` consente la valutazione numerica di un'espressione in virgola mobile.

`ev(expr, arg_1, ..., arg_r)`; valuta l'espressione `expr` nell'ambiente specificato dagli argomenti `arg_1, ... arg_r`. L'operatore `ev` restituisce i risultati (un'altra espressione) della valutazione

```
(%i28) expr: (x^3-1)^2;  
(expr) (x^3-1)^2
```

```
(%i29) f(x):=expr;  
(%o29) f(x):=expr
```

```
(%i30) f(x);  
(%o30) (x^3-1)^2
```

```
(%i38) expr;  
(%o38) (x^3-1)^2
```

```
(%i39) %, numer, x=3/2;  
(%o39) 5.640625
```

```
(%i40) ev(expr, x=3/2);  
(%o40) 361  
64
```

```
(%i52) ev(expr, x=3/2), numer;  
(%o52) 5.640625
```

## OPERAZIONI ARITMETICHE E FUNZIONI TRIGONOMETRICHE

Addizione +

Sottrazione: -

Moltiplicazione: \*

Divisione: /

Esponenziale: ^ oppure \*\*

Moltiplicazioni matriciali: .

Radice quadrata di una variabile **x**: sqrt(x)

Funzione seno: sin(x)

Funzione coseno: cos(x)

## DERIVATE E INTEGRALI

Andiamo a derivare e integrare l'espressione expr rispetto alla variabile x

Derivazione di ordine n: diff(expr, x, n)

Derivazione del primo ordine: diff(expr, x)

Integrale indefinito: integrate(expr, x)

Integrale definito in [a,b]: integrate(expr, x, a, b); Gli estremi di integrazione non dovrebbero contenere la variabile x, nonostante non sia necessario. Non è necessario che a sia minore di b, e se i due estremi coincidono, l'integrale risulta 0.

## FATTORIZZAZIONE, SEMPLIFICAZIONE E ESPANSIONE

Fattorizzazione dell'espressione expr (numeri, variabili o funzioni) in fattori irriducibili: factor(expr)

Semplificazione dell'espressione expr e tutte le sue sottoespressioni, compresi gli argomenti irrazionali: fullratsimp(expr)

Scrivere in forma estesa un'espressione: expand(expr)

```
[ (%i33)  expr;
[ (%o33)  (x^3-1)^2
[ (%i34)  factor(expr);
[ (%o34)  (x-1)^2 (x^2+x+1)^2
[ (%i35)  fullratsimp(expr);
[ (%o35)  x^6-2 x^3+1
[ (%i36)  expr2: (g+h)^5;
[ (expr2)  (h+g)^5
[ (%i37)  expand(expr2);
[ (%o37)  h^5+5 g h^4+10 g^2 h^3+10 g^3 h^2+5 g^4 h+g^5
```

## SISTEMI DI EQUAZIONI

Il comando `solve(expr,x)` risolve l'equazione `expr` nella variabile `x`, restituendo una lista di soluzioni. Se `expr` non è un'equazione, viene considerata come `expr=0`. Se vi è una sola variabile si può omettere nel comando (`solve(expr)`).

Per risolvere un sistema con più equazioni polinomiali (lineari e non) si usa `solve([eqn_q,...,expr_n],[x_1,...,x_n])`, che restituisce una lista di soluzioni nelle variabili

Per risolvere un sistema di equazioni polinomiali lineari si usa `linsolve([expr_1,...,expr_n],[x_1,...,x_n])`, che restituisce una lista di soluzioni nelle variabili.

```
(%i60) kill(x,y);
(%o60) done

(%i61) linsolve([x+3*y=2, 2*x-y=5],[x, y]);
(%o61) [x=17/7, y=-1/7]

(%i62) kill(eqn, x, y);
(%o62) done

(%i63) eqn:[4*x^2-y^2-12, x*y-x-2];
(%o63) [4 x^2 - y^2 = 12, x y - x = 2]

(%i64) solve(eqn, [x,y]);
(%o64) [[x=2, y=2], [x=0.5202594388652008 %i - 0.1331240357358706, y=0.07678378523787788 - 3.608003221870287 %i], [x=-0.5202594388652008 %i - 0.1331240357358706, y=3.608003221870287 %i + 0.07678378523787788], [x=-1.733751846381093, y=-0.1535675710019696]]

(%i65) %i[2];
(%o65) [x=0.5202594388652008 %i - 0.1331240357358706, y=0.07678378523787788 - 3.608003221870287 %i]
```

## GRAFICI

`Plot2d(plot, x_range, ..., options)` o `plot2d([plot_1, ..., plot_n], ..., options)` mostrano uno o più grafici in due dimensioni. Quando i nomi delle espressioni o delle funzioni vengono usati per definire i grafici, questi dovrebbero dipendere da una unica variabile `var` e l'utilizzo di `x_range` sarà necessario per definire il nome della variabile e il suo valore minimo e massimo. La sintassi per `x_range` è `[variable, min, max]`

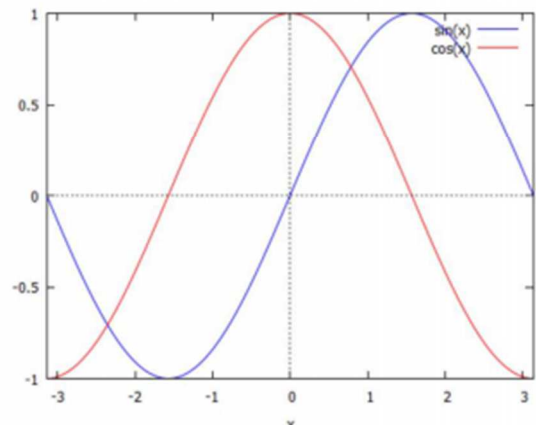
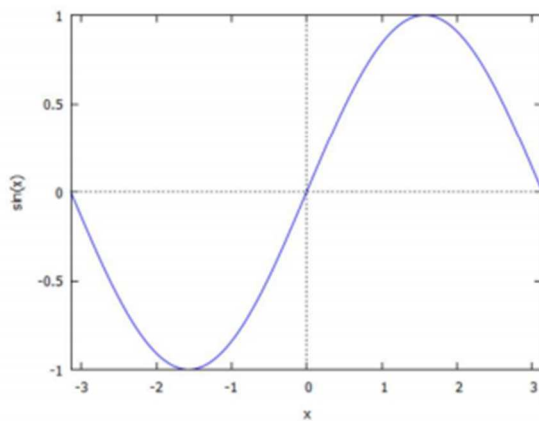
```

[ (%i69) kill(all);
[ (%o0) done

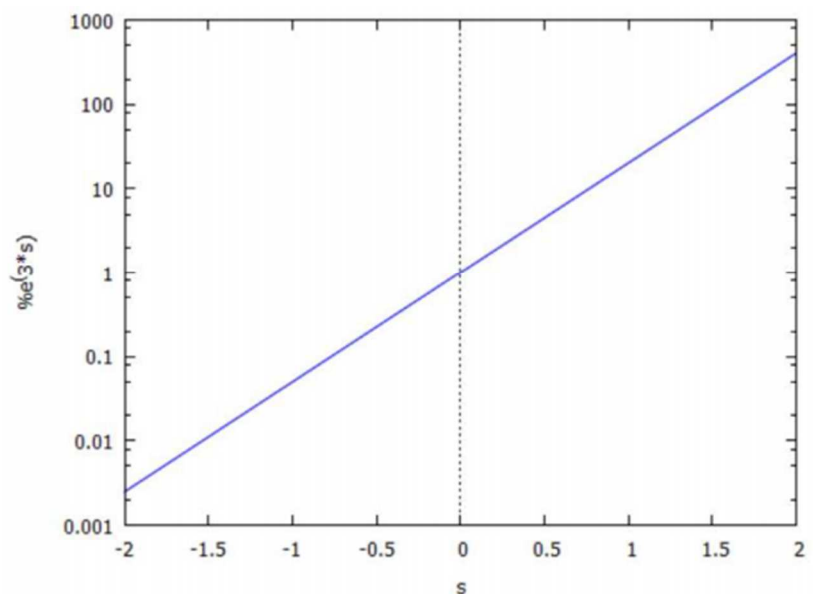
[ (%i1) plot2d ([sin(x)], [x, -%pi, %pi]);
[ (%o1) [C:/Users/manto/maxout12624.gnuplot]

[ (%i2) plot2d ([sin(x), cos(x)], [x, -%pi, %pi])$

```



```
plot2d()
```



```

[ (%i69) kill(all);
[ (%o0) done

[ (%i1) plot2d ([sin(x)], [x, -%pi, %pi]);
[ (%o1) [C:/Users/manto/maxout12624.gnuplot]

[ (%i2) plot2d ([sin(x), cos(x)], [x, -%pi, %pi])$

[ (%i3) plot2d (%e^(3*s), [s, -2, 2], logy)$

```

**DOCUMENTAZIONE INGLESE** • <http://maxima.sourceforge.net/docs/manual/maxima.html> •  
<http://maxima.sourceforge.net/docs/tutorial/en/minimalmaxima.pdf> (miniguia) •  
[http://superk.physics.sunysb.edu/~mcgrew/phy310/documenta tion/maxima-reference.pdf](http://superk.physics.sunysb.edu/~mcgrew/phy310/documenta%20tion/maxima-reference.pdf) (guida  
 ampia)

**DOCUMENTAZIONE ITALIANA** [http://maxima.sourceforge.net/docs/tutorial/it/maxima\\_1.0-consonni.pdf](http://maxima.sourceforge.net/docs/tutorial/it/maxima_1.0-consonni.pdf) (miniguide) LAB Maxima file saved as intro\_maxima\_operators.wmx

## IL TEOREMA DI CASTIGLIANO

“La derivata parziale dell’energia interna  $U$  in una struttura su cui agisce una forza  $P$  o una coppia  $C$  in un punto qualsiasi, è uguale rispettivamente allo spostamento o alla rotazione nel punto di applicazione e nella direzione del verso della forza (coppia)”.

$$\delta = \frac{\partial U}{\partial P}$$

$$\varphi = \frac{\partial U}{\partial C}$$

Il teorema si può applicare a strutture linearmente elastiche (materiali Hookeani) con temperatura costante e supporti inflessibili.

Il teorema di castigliano:

- 1- Viene applicato a strutture staticamente determinate, che permettono di calcolare lo spostamento e la rotazione della struttura.
- 2- Viene applicato a strutture staticamente ridondanti, che permettono di determinare le forze di reazione. Dunque, la struttura diventa staticamente determinata e quindi poi di calcolare lo spostamento e la rotazione della struttura.

Considerando un problema **piano**, l’energia interna ( $U$ ) della struttura è:

$$U = \int_l \left( \frac{M_f^2}{2EJ} + \frac{N^2}{2AE} + \xi \frac{T^2}{2AG} \right) dx$$

Dove:

$l$  è la lunghezza della struttura;

$M_f$ ,  $N$ ,  $T$  sono il momento flettente, la forza normale e la forza di taglio;

$A$  e  $J$  sono la sezione e il momento d’inerzia;

$E$  e  $G$  sono il modulo di Young e il modulo di taglio del materiale;

$\xi$  è il coefficiente di taglio associato alla valutazione dell’energia interna fatta dalla forza di taglio. dove  $\xi$  è 1.2 o 1.11 per sezioni rettangolari o circolari.

CASO A: Struttura staticamente determinato

Considerando una trave a sbalzo in acciaio su cui viene applicata una forza concentrata  $P$  nel punto  $A$  sull’estremità, e fissata all’altra estremità, valutare lo spostamento della trave nel punto  $A$  ( $\delta_A$ )





Hp) Sezione Rettangolare:  $b=10\text{mm}$ ,  $h=20\text{mm}$ ,  $l=100\text{mm}$ ,  $P=10000\text{N}$ ,  $\xi = 1.2$ ,  $E= 210000 \text{ Mpa}$  e  $\nu=0,3$

Abbiamo che  $J= b \cdot h^3 / 12= 6666,66 \text{ mm}^4$ ,  $A= b \cdot h: 200 \text{ mm}^2$ ,  $G= E/[2(1+\nu)]: 80000 \text{ MPa}$  (ca)

$$M_f(x) = Px \quad ; \quad T = P$$

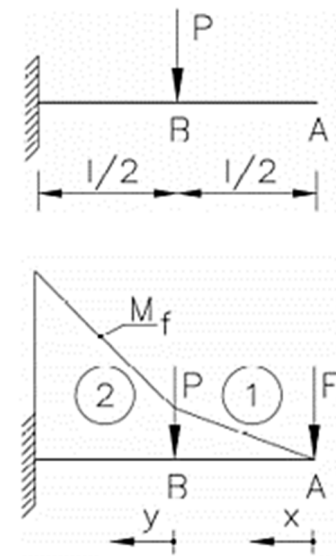
$$U = \int_0^l \frac{M_f^2}{2EJ} dx + \int_0^l \xi \frac{T^2}{2AG} dx = \int_0^l \frac{P^2 x^2}{2EJ} dx + \int_0^l \xi \frac{P^2}{2AG} dx = \frac{P^2 l^3}{6EJ} + \xi \frac{P^2 l}{2AG}$$

$$\delta_A = \frac{\partial U}{\partial P} = \frac{Pl^3}{3EJ} + \xi \frac{Pl}{AG} = 2,3810 + 0,075 = 2,456 \text{ mm}$$

Il taglio contribuisce alla deformazione della trave spostando la sua estremità di un 3,05%, per questo limitato contributo esso viene solitamente trascurato dai primi dimensionamenti della struttura.

CASO B: Struttura staticamente determinata

Consideriamo una trave a sbalzo su cui viene applicata una forza concentrata  $P$  nel punto  $B$  posto nella mezzieria della trave e fissata a una delle estremità, valutare lo spostamento ( $\delta_A$ ) della trave nel punto  $A$  posto nell'estremità libera.



NOTA: il punto  $A$  è una sezione della trave non caricata.

*La derivata parziale dell'energia interna  $U$  in una struttura su cui agisce una forza  $P$  in un punto qualsiasi, è uguale rispettivamente allo spostamento o alla rotazione nel punto di applicazione e nella direzione del verso della forza”.*

Hp) Il contributo del taglio è stato trascurato dall'equazione dell'energia interna.

Una forza immaginaria  $F$  viene applicata nel punto  $A$ , verrà poi considerata nulla alla fine.

Parte 1)

$$M_{f,1}(x) = Fx$$

$$U_1 = \int_0^{l/2} \frac{M_{f,1}^2}{2EJ} dx = \int_0^{l/2} \frac{F^2 x^2}{2EJ} dx = \frac{F^2}{2EJ} \int_0^{l/2} x^2 dx = \frac{F^2}{2EJ} \left[ \frac{x^3}{3} \right]_0^{l/2} = \frac{F^2}{2EJ} \frac{l^3}{24} = \frac{F^2 l^3}{48EJ}$$

Parte 2)

$$M_{f,2}(y) = Py + F\left(y + \frac{l}{2}\right)$$

$$\begin{aligned}
U_2 &= \int_0^{l/2} \frac{M_{f,2}^2}{2EJ} dy = \int_0^{l/2} \frac{(Py + F(y + \frac{l}{2}))^2}{2EJ} dy \\
&= \frac{1}{2EJ} \int_0^{l/2} (P^2 y^2 + F^2 y^2 + F^2 \frac{l^2}{4} + 2F^2 y \frac{l}{2} + 2PFy^2 + 2PFy \frac{l}{2}) dy \\
&= \frac{1}{2EJ} (P^2 \frac{l^3}{24} + F^2 \frac{l^3}{24} + F^2 \frac{l^3}{8} + F^2 \frac{l^3}{8} + PF \frac{l^3}{12} + PF \frac{l^3}{8}) \\
&= \frac{1}{48EJ} (P^2 l^3 + 7F^2 l^3 + 5PFl^3)
\end{aligned}$$

Quindi l'energia interna totale della struttura è

$$U = U_1 + U_2 = \frac{F^2 l^3}{48EJ} + \frac{1}{48EJ} (P^2 l^3 + 7F^2 l^3 + 5PFl^3) = \frac{1}{48EJ} (P^2 l^3 + 8F^2 l^3 + 5PFl^3)$$

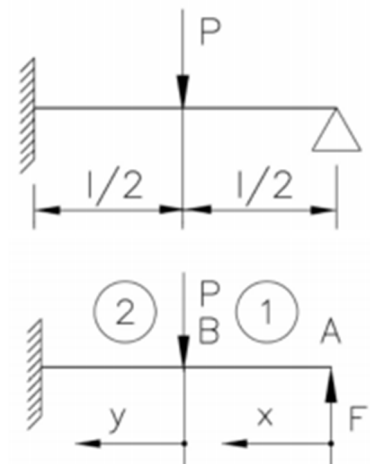
Ora nella valutazione finale consideriamo nulla la forza F

$$\delta_A = \frac{\partial U}{\partial F} = \frac{1}{48EJ} (16Fl^3 + 5Pl^3) = \frac{1}{48EJ} 5Pl^3 = \frac{5Pl^3}{48EJ}$$

CASO C: Struttura staticamente ridondante (1 gdl)

Considerando una trave:

- Su cui viene applicata una forza concentrata P nel punto B posto nella mezzieria della trave
- Fissata nell'estremità sinistra
- Incernierata nel punto A posto nell'estremità destra



Valutare la forza di reazione F che agisce sul supporto nel punto A

L'equazione di equilibrio non è sufficiente per calcolare le reazioni vincolari che agiscono sulla trave. Dunque, va imposta un'equazione compatibile con la deformazione della struttura.

In questo caso, il punto A non deve essere capace di muoversi verticalmente.

Parte 1)

$$M_{f,1}(x) = Fx$$

$$U_1 = \int_0^{l/2} \frac{M_{f,1}^2}{2EJ} dx = \int_0^{l/2} \frac{F^2 x^2}{2EJ} dx = \frac{F^2}{2EJ} \int_0^{l/2} x^2 dx = \frac{F^2}{2EJ} \left[ \frac{x^3}{3} \right]_0^{l/2} = \frac{F^2}{2EJ} \frac{l^3}{24} = \frac{F^2 l^3}{48EJ}$$

Parte 2)

$$M_{f,2}(y) = F \left( y + \frac{l}{2} \right) - Py$$

$$U_2 = \int_0^{l/2} \frac{M_{f,2}^2}{2EJ} dy = \frac{1}{48EJ} (P^2l^3 + 7F^2l^3 - 5PFl^3)$$

L'energia interna totale è:

$$U = U_1 + U_2 = \frac{F^2l^3}{48EJ} + \frac{1}{48EJ} (P^2l^3 + 7F^2l^3 - 5PFl^3) = \frac{1}{48EJ} (P^2l^3 + 8F^2l^3 - 5PFl^3)$$

Si valuta lo spostamento della trave nel punto A ( $\delta_A$ ) dalla derivata parziale dell'energia totale della struttura rispetto alla forza F.

Imponendo che lo spostamento ( $\delta_A$ ) sia impossibilitato a causa della presenza del supporto che agisce nel punto A, l'incognita del problema è la reazione vincolare F che il supporto induce nella struttura.

$$\delta_A = \frac{\partial U}{\partial F} = \frac{1}{48EJ} (16Fl^3 - 5Pl^3) = 0 \Rightarrow F = \frac{5P}{16}$$

## RIFERIMENTI

ENGLISH DOCUMENTATION Shigley, J. E. (2011). Shigley's mechanical engineering design. Tata McGraw-Hill Education. Section 4.8 pp. 164-169.

<https://eclass.teicrete.gr/modules/document/file.php/TM114/shigley-machine-design-.pdf>

ITALIAN DOCUMENTATION Strozzi, A. (1998). Costruzione di Macchine, Pitagora Ed., Bologna. Strozzi, A. (2016). Fondamenti di Costruzione di Macchine, Pitagora Ed., Bologna

LAB Maxima file salvato come Maxima\_case\_A\_B\_C.wmx