

# CAE PreProcessing

Strategie di modellazione per l'analisi agli  
elementi finiti

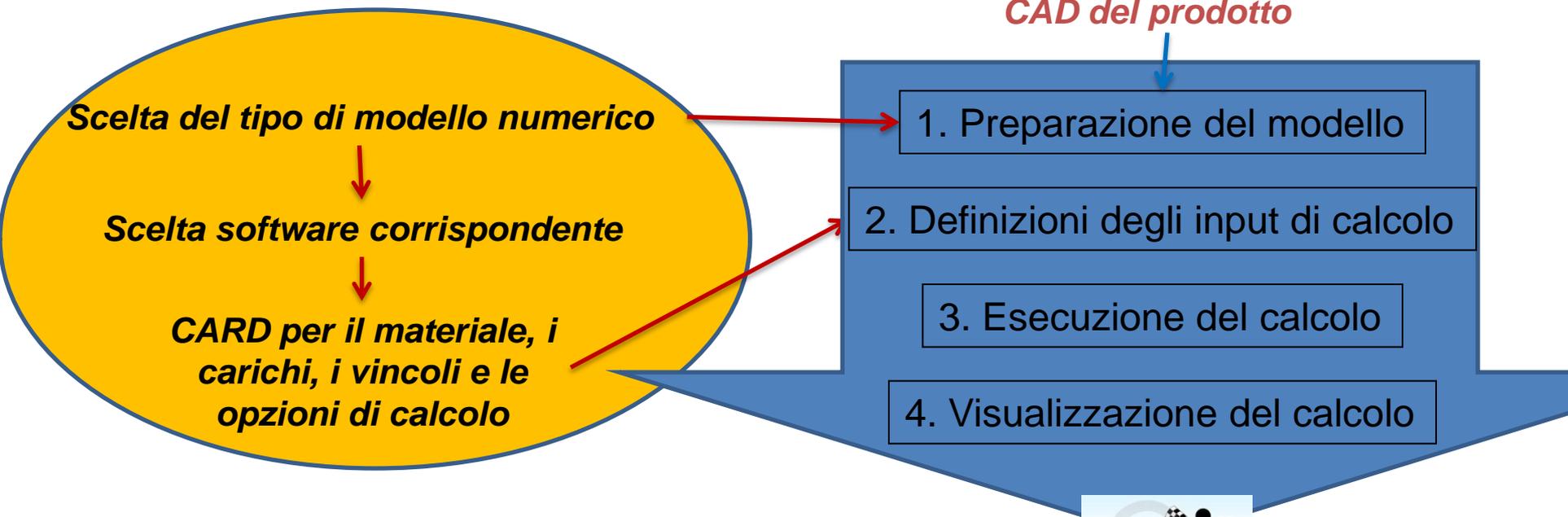
*Annotazioni con riferimento a Hyperworks*

# Scopo del PreProcessing

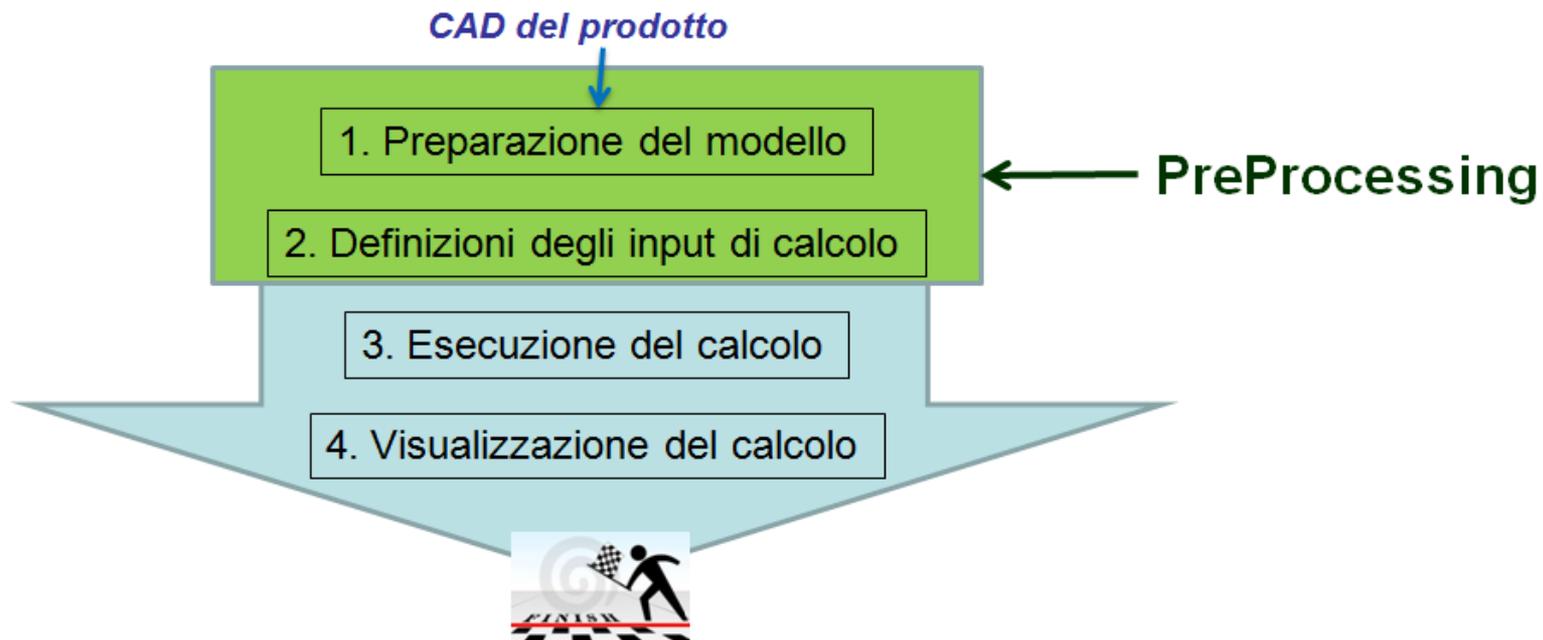
Il virtual prototyping è l'insieme delle simulazioni numeriche attraverso cui testare le prestazioni/funzionalità di un sistema nelle varie condizioni di lavoro.

Le simulazioni possono riguardare i più svariati campi fisici (attraverso modelli di analisi dinamiche a masse discrete, cinematiche, di resistenza strutturale, fluidodinamiche, elettromagnetiche, ...) e possono essere interdisciplinari (multifisiche accoppiate) o singole sequenziali (con una simulazione si definisce la condizione di input per la successiva – es. simulazioni termomeccaniche).

Qualunque sia la prestazione da investigare tutte si sviluppano in una fase di analisi preliminare del problema (nell'ovale senape) che condiziona gli step veri e propri della simulazione (nella freccia azzurra).



# Scopo del PreProcessing



Il modello numerico non si applica al modello solido del prodotto ma a una sua opportuna discretizzazione.

Il calcolo richiede specifiche formulazioni numeriche per il comportamento del materiale, dei vincoli, dei carichi, dei giunti, .....

Ciascun software ha le sue modalità di scrittura input (generalmente a CARD) ma le logiche e i modelli numerici corrispondenti sono comuni (implementazioni software diverse di modelli in genere corrispondenti).

# Metodi e Software = Teoria e Pratica

Come per i sistemi CAD negli ultimi anni i software di simulazione hanno ampliato le funzionalità divenendo in molti casi ambienti multidisciplinari o multiphysics (accoppiamento simulazioni in sequenza o simultaneo) ed integrando logiche avanzate per l'ottimizzazione del prodotto.

	Adams	Simulink	Motionsolve	Ansys	NASTRAN	RADIOSS	LS-DYNA	Abaqus	MARC	HYPERWORKS
Multibody	X	X	X							X
FEM implicito lineare e non				X	X	X			X	
FEM esplicito						X	X	X		
elettromagnetico				X						X
Multifisico				X						X

(CFD+strutturale, strutturale+magnetico,  
discreto+deformabile  
Aeroacustica)



# Metodi e Software = Teoria e Pratica

Tutti i software CAE attraverso interfaccia grafica (GUI) gestiscono il pre-processing, il calcolo e la visualizzazione dei risultati (postprocessing).

Molti CAD integrano funzionalità CAE in modo tale da evitare “onerosi” cambiamenti di abitudini.

Esistono software di pre e post processing che in un’unica GUI sono in grado di gestire diversi tipi di software di simulazione (mediante template per la traduzione delle CARD) → es. HYPERMESH

Come sono fatte le CARD?

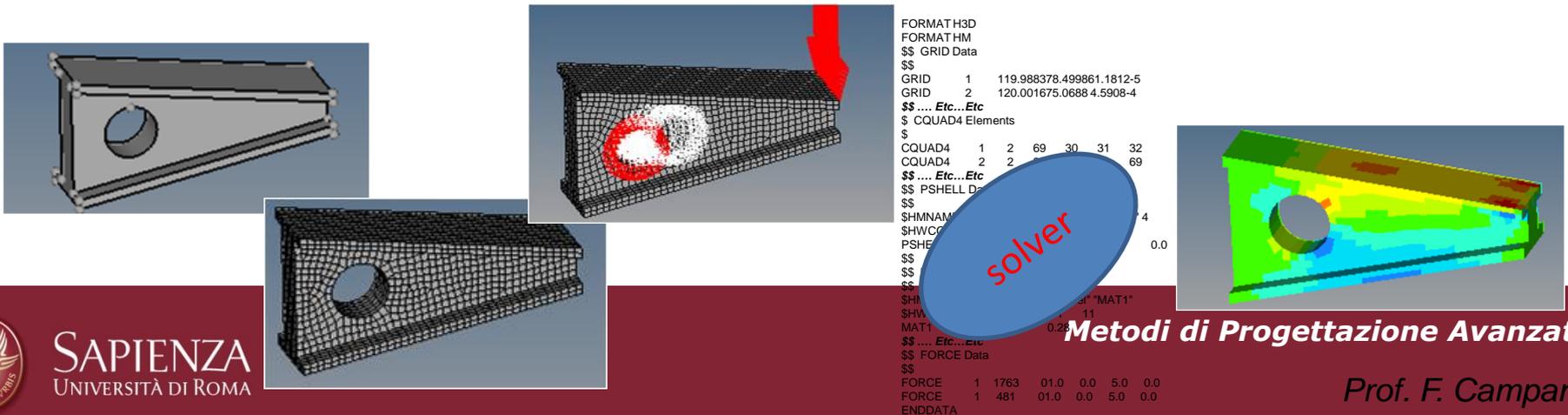
Sono gli input testuali del solutore, ogni card specifica con un titolo il tipo di input che inserisce (Elemento, tipo di calcolo, carico, BC, ...).

Generalmente sono scritte in blocchi formattati (per semplificare la lettura e il passaggio dati al solver) secondo specifiche formalità.

```
FORMAT H3D
FORMAT HM
$$ GRID Data
$$
GRID      1      119.988378.499861.1812-5
GRID      2      120.001675.0688 4.5908-4
$$ .... Etc...Etc
$ CQUAD4 Elements
$
CQUAD4    1      2      69      30      31      32
CQUAD4    2      2      28      29      30      69
$$ .... Etc...Etc
$$ PSHELL Data
$$
$HMNAME PROP          2"PropChannel" 4
$HWCOLOR PROP          2      25
PSHELL     2      13.0          1          1      0.0
$$
$$ MAT1 Data
$$
$HMNAME MAT          1"steel" "MAT1"
$HWCOLOR MAT          1      11
MAT1       1210000.0      0.28
$$ .... Etc...Etc
$$ FORCE Data
$$
FORCE      1      1763      01.0      0.0      5.0      0.0
FORCE      1      481       01.0      0.0      5.0      0.0
ENDDATA
```

# Dettaglio dati di input

- Discretizzazione geometria: NODI, ELEMENTI, SUPERFICI RIGIDE
- Proprietà elemento: TIPO (=formulazione)
- Parti & SET di nodi e di elementi, volumi di controllo (Bounding Box)
- Formulazione materiale e suoi parametri (si applica alle parti)
- Boundary constraints (si applica ai nodi)
- Carichi (forze, momenti, pressioni, ...) (si applica ai nodi o agli elementi)
- Contatti tra superfici (si applica alle parti o a set di elementi/nodi/superfici rigide)
- loadcase (tipo di analisi: statica, dinamica, buckling, restart, non lineare, ...)



# Preparazione del modello

Il primo passo consiste nello stabilire le modalità di sollecitazione del prodotto e la tipologia di discretizzazione richiesta.

Due soluzioni sono possibili:

- (Ri)Disegnare direttamente il modello nel software FEM
- Importare e “ripulire” il CAD di progetto. In questo caso spesso è necessario ricorrere all’esportazione dei file CAD in formato neutro (igs, step, ...)

*N.B. Esportare in formato igs richiede specifiche modalità di setup igs che possono creare anomalie di lettura successive, soprattutto nel caso di assembly.*



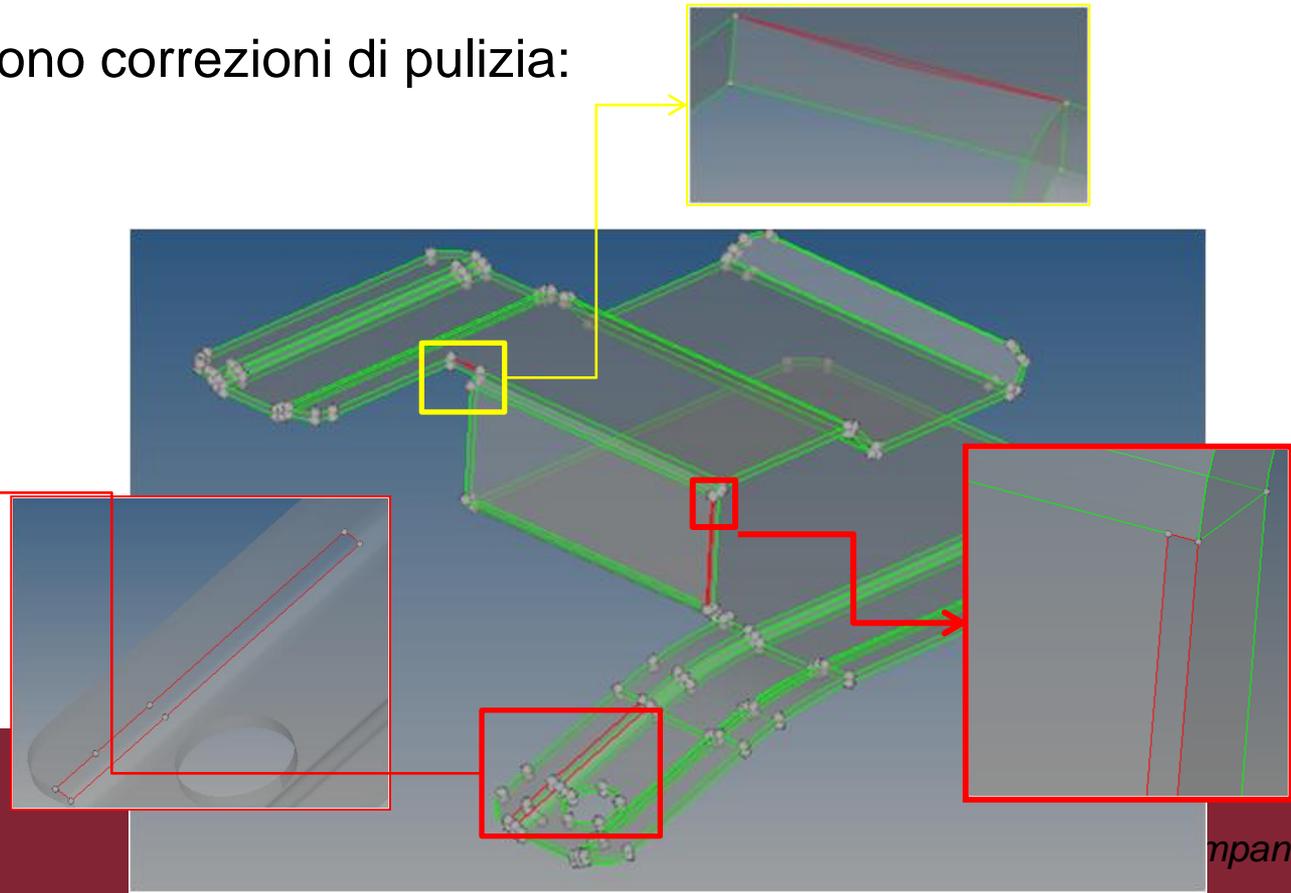
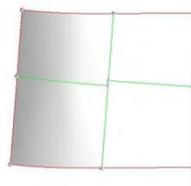
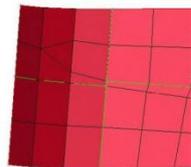
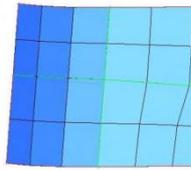
# Preparazione del modello

Se nel CAD originario sono presenti superfici complesse, modellate secondo patch, possono presentarsi bordi discontinui tra una patch e l'altra con lacune (gaps), sovrapposizioni di aree, linee, punti o disallineamenti. Se il componente è a spessore sottile la nozione di spessoramento potrebbe perdersi e nel modello restano solo le superfici (esterne? Interne? Medie?)

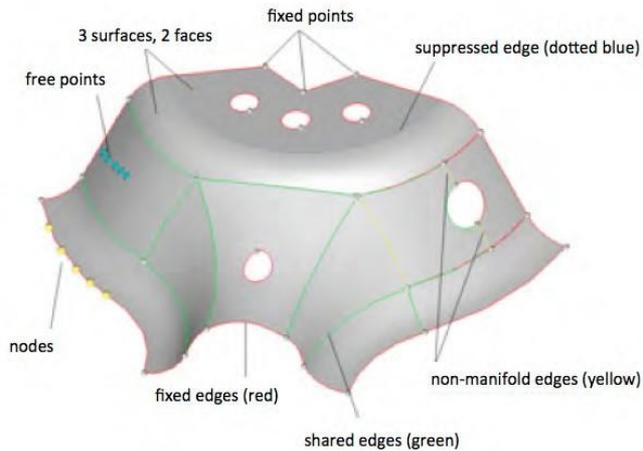
Queste anomalie richiedono correzioni di pulizia:

- Geometry cleanup
- defeature

La mancanza di continuità dei bordi diventa una discontinuità della mesh



# Il risultato del cleanup è visibile attraverso i colori delle entità esaminate



## Free edge (red)

- Associated with only 1 surface
- Surfaces with a free edge between them are NOT equivalenced at that edge

## Shared edge (green)

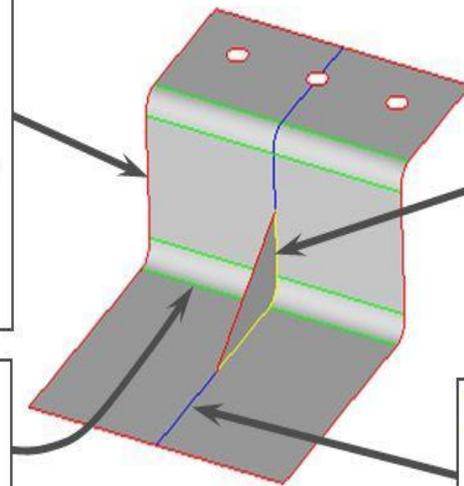
- Associated with 2 surfaces
- Surfaces are equivalenced

## T-junction edge (yellow)

- Associated with 3 or more surfaces
- Example: surfaces forming a T-connection
- Surfaces are equivalenced

## Suppressed edge (blue)

- Surfaces are treated as though combined into 1 surface



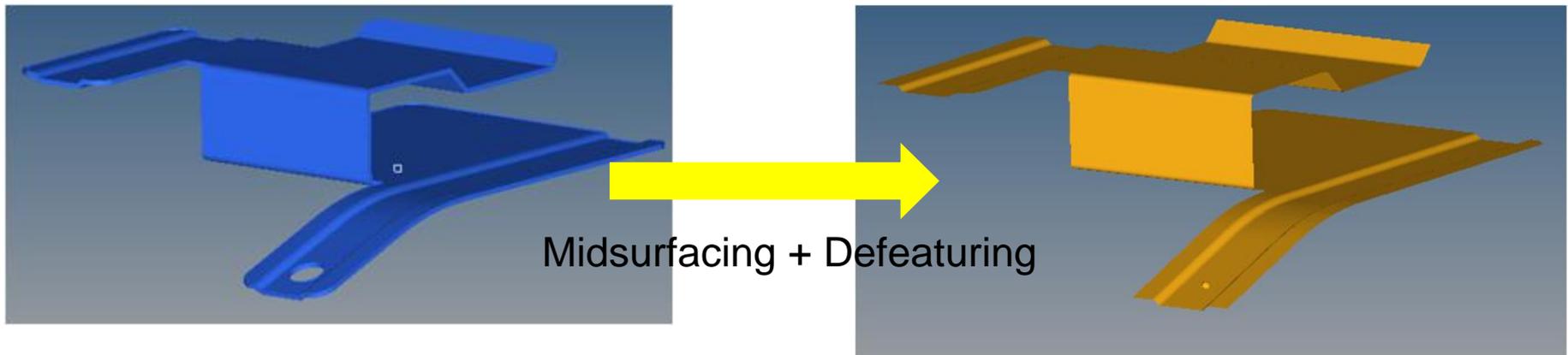
# Preparazione del modello

*Cleanup*, con opportuna tolleranza, cerca e “ripara”:

- Bordi separati o duplicati
- Superfici sovrapposte
- Superfici mancanti
- Raccordi sovrapposti a spigoli

*Defeaturing* per riempire i fori, togliere i raccordi di rifinitura

*Midsurfacing* per togliere gli spessoramenti delle pareti sottili e riferirsi al layer appropriato (in genere quello di mezzeria)



# Preparazione del modello

La mesh rappresenta la discretizzazione del continuo.

Le sue proprietà (element type) determinano la qualità dell'analisi.

La generazione della struttura della mesh può avvenire avvalendosi o meno dell'entità geometrica che deve rappresentare:

-2D mesh da surface,

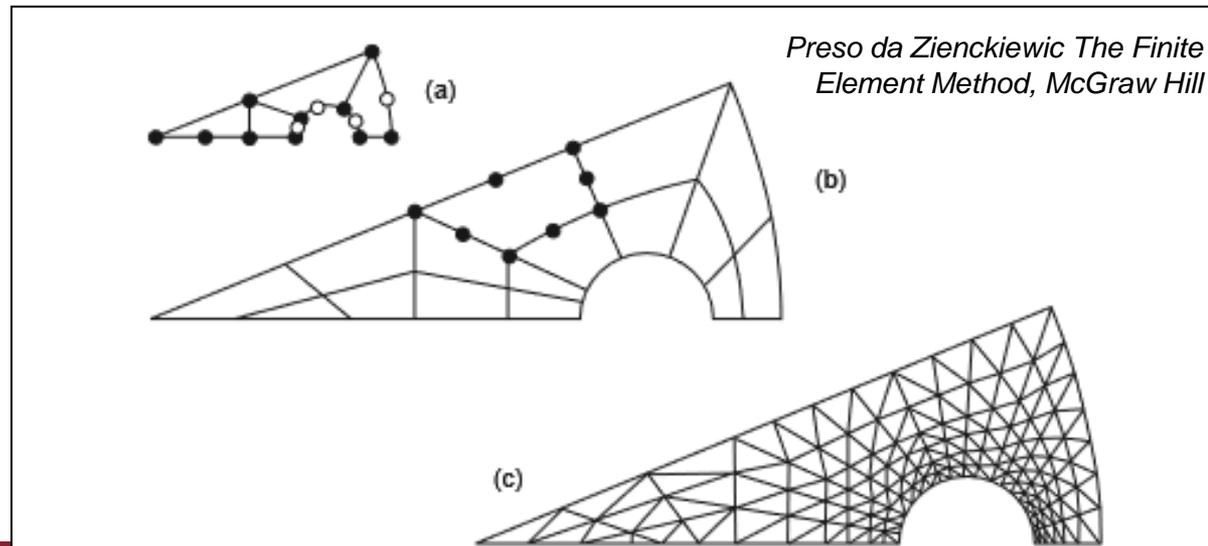
-3D mesh da volume

oppure

-mesh tra due/tre/4 linee,

-3D mesh per estrusione/rivoluzione di mesh 2D

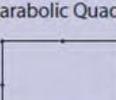
Le mesh si distinguono in free mesh e mapped mesh



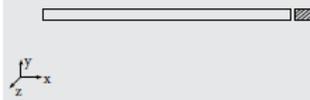
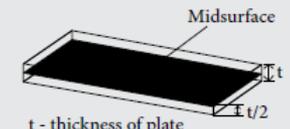
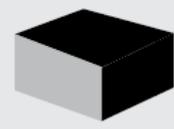
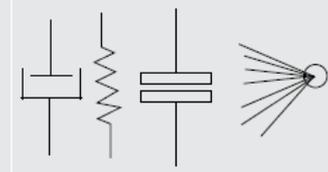
**Fig. 9.15** Automatic mesh generation by parabolic isoparametric elements. (a) Specified mesh points. (b) Automatic subdivision into a small number of isoparametric elements. (c) Automatic subdivision into linear triangles.



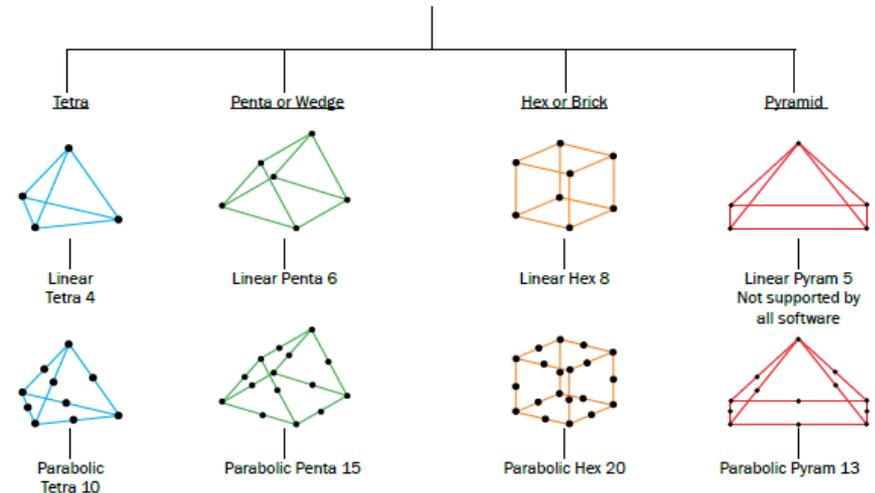
## 2D Elements

Type of Element	Displacement function
Linear Tria 3  CST (Constant Strain Triangle)	$u = a_0 + a_1x + a_2y$ (3 nodes - 3 terms in displacement function) $\text{Strain} = \epsilon_x = \frac{\partial u}{\partial x} = a_1 = \text{const.}$ $\epsilon_y = \frac{\partial u}{\partial y} = a_2 = \text{const.}$
Linear Quad 4 	$u = a_0 + a_1x + a_2y + a_3xy$ (one additional term in comparison to tria 3, makes it more accurate)
Parabolic Tria 6  LST (Linear Strain Triangle)	$u = a_0 + a_1x + a_2y + a_3x^2 + a_4y^2 + a_5xy$ (6 nodes - 6 terms in displacement function)
Parabolic Quad 8 	$u = a_0 + a_1x + a_2y + a_3xy + a_4x^2 + a_5y^2 + a_6x^2y + a_7xy^2$ (two additional terms in comparison to tria 6, makes it more accurate)

### Elements

1D	2D	3D	Other
 $x \gg y, z$	 $x, z \gg y$	 $x \sim y \sim z$	
One of the dimensions is very large in comparison to the other two <u>Element shape</u> - line <u>Additional data from user</u> - remaining two dimensions i.e. area of cross section <u>Element type</u> - rod, bar, beam, pipe, axisymmetric shell, etc <u>Practical applications</u> - Long shafts, beams, pin joint, connection elements, etc.	Two of the dimensions are very large in comparison to the third one <u>Element shape</u> - quad, tria <u>Additional data from user</u> - remaining dimension i.e. thickness <u>Element type</u> - thin shell, plate, membrane, plane stress, plane strain, , axisymmetric solid, etc. <u>Practical applications</u> - Sheet metal parts, plastic components like an instrument panel ,etc.	All dimensions are comparable <u>Element shape</u> - tetra, penta, hex, pyramid <u>Additional data from user</u> - none <u>Element type</u> - solid <u>Practical applications</u> - Transmission casing, engine block, crankshaft, etc.	<u>Mass</u> - Point element, concentrated mass at the center of gravity of the component <u>Spring</u> - translational and rotational stiffness <u>Damper</u> - damping coefficient <u>Gap</u> - Gap distance, stiffness, friction <u>Rigid</u> - RBE2, RBE3 <u>Weld</u>

## 3D Elements

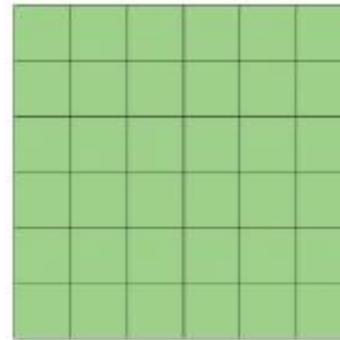


# Preparazione del modello

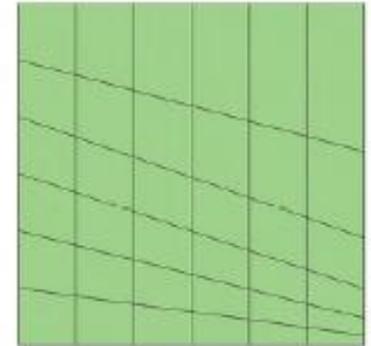
Il controllo della qualità della mesh prevede generalmente la verifica de:

- la lunghezza minima di elemento
- l'aspect ratio ( $<5$ )
- lo Jacobiano ( $>0.8$  o  $>0.6$ )
- il bias
- il warpage
- lo skew

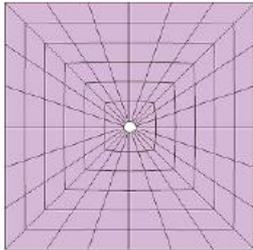
N.B. non esiste una formula univoca per il bias



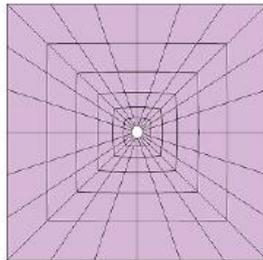
No bias



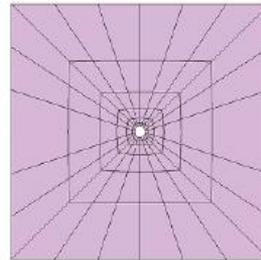
Bias 15 (on the right side)



Bias 0



Bias 5



Bias 20

The above geometry was split along the diagonal and the bias was defined on the diagonals (at the edge point near the circular hole).

Al crescere del bias l'accuratezza dello stress diminuisce

*Metodi di Progettazione Avanzata*

*Prof. F. Campana*



# Preparazione del modello

Su superfici curve con bordi di lunghezza differente non è possibile mantenere una mesh con lo stesso numero di elementi per lato se occorre mantenere una lunghezza minima.

## Different Element Type Options For Shell Meshing:

1) Pure quad elements 

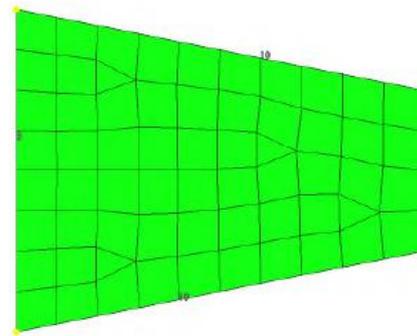
2) Mixed mode 

3) Equilateral tria 

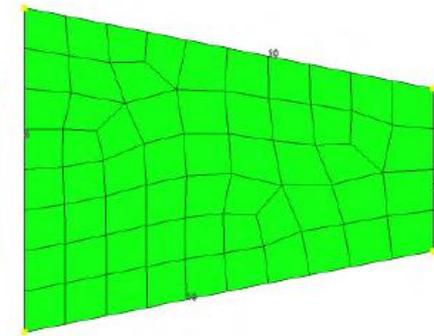
4) (Right angle) R-tria 

*Gli elementi triangolari sono in grado di creare la transizione.*

*Si consiglia una quantità < 5%*



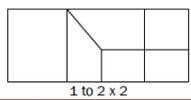
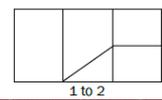
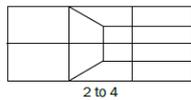
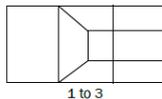
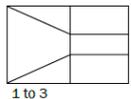
Mixed Mesh

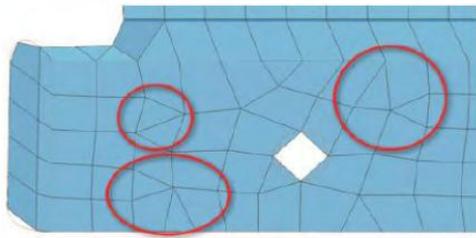


Quad Only Mesh

The mixed mode element type is the most common element type used due to the better mesh pattern that it produces (restriction: total tria % < 5). Sometimes for structural analysis or for convergence and better results for a non linear analysis, the pure quadrilateral element meshing option is selected.

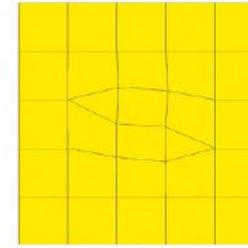
## Esempi di transizioni regolari



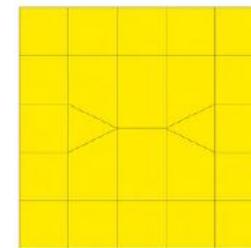


Nelle transizioni NON collegre tra loro elementi tria

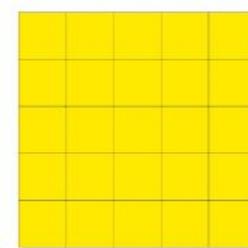
Evitare elementi tria su superfici piane



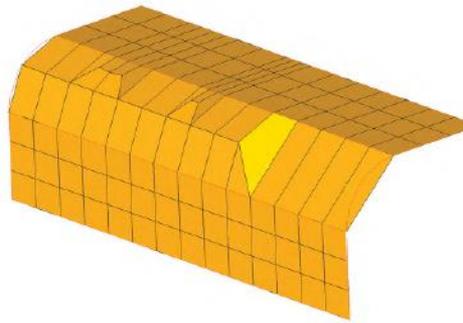
no



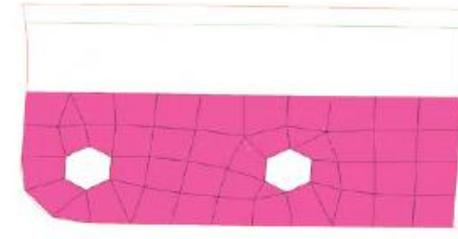
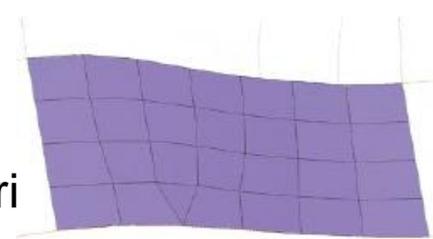
no



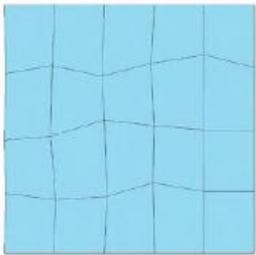
sì



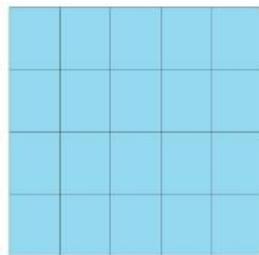
NON fare transizioni sui raccordi



NON mettere tria sui bordi o sui fori



no

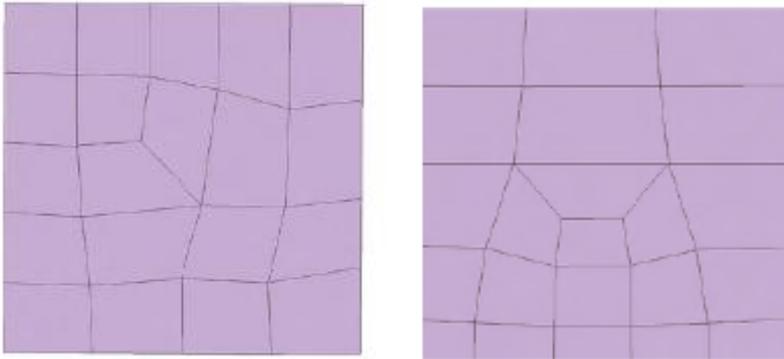


sì

Creare una distribuzione smooth nella posizione nodi

Quindi ...

N.B. Le mesh per calcolo strutturale statico non hanno gli stessi requisiti/accorgimenti di quelle per calcolo esplicito

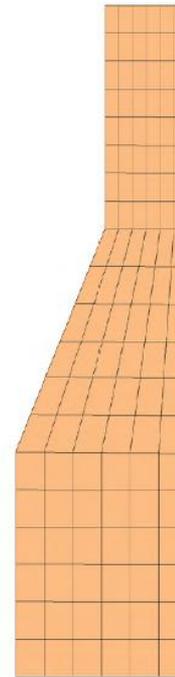


Gli elementi a diamante e ruotati sono da evitare

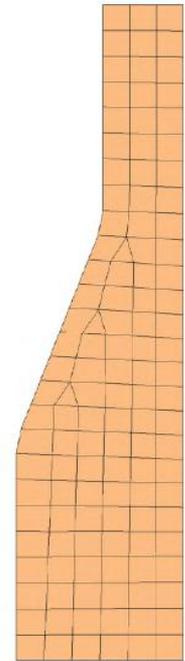
Meglio transizioni TRIA lungo le linee di flusso plastico

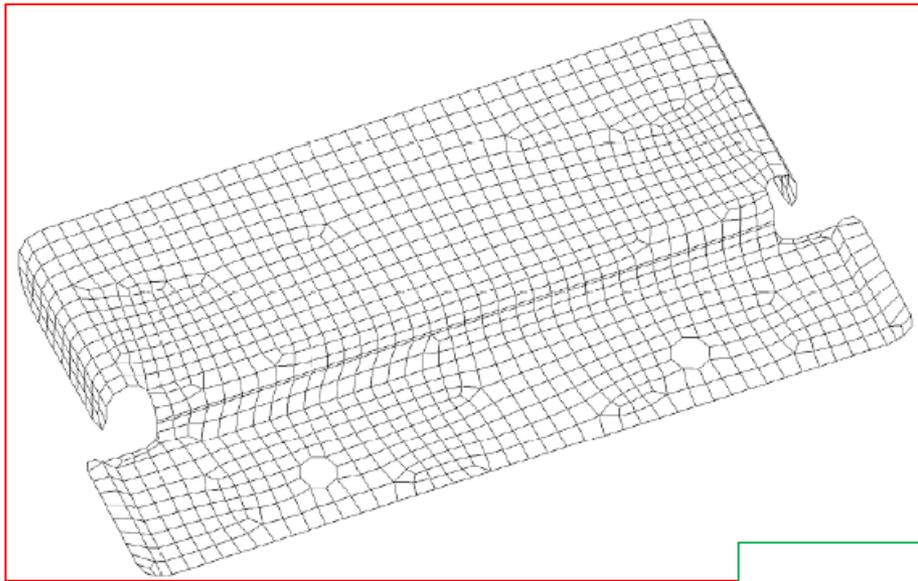


Si per analisi strutturale



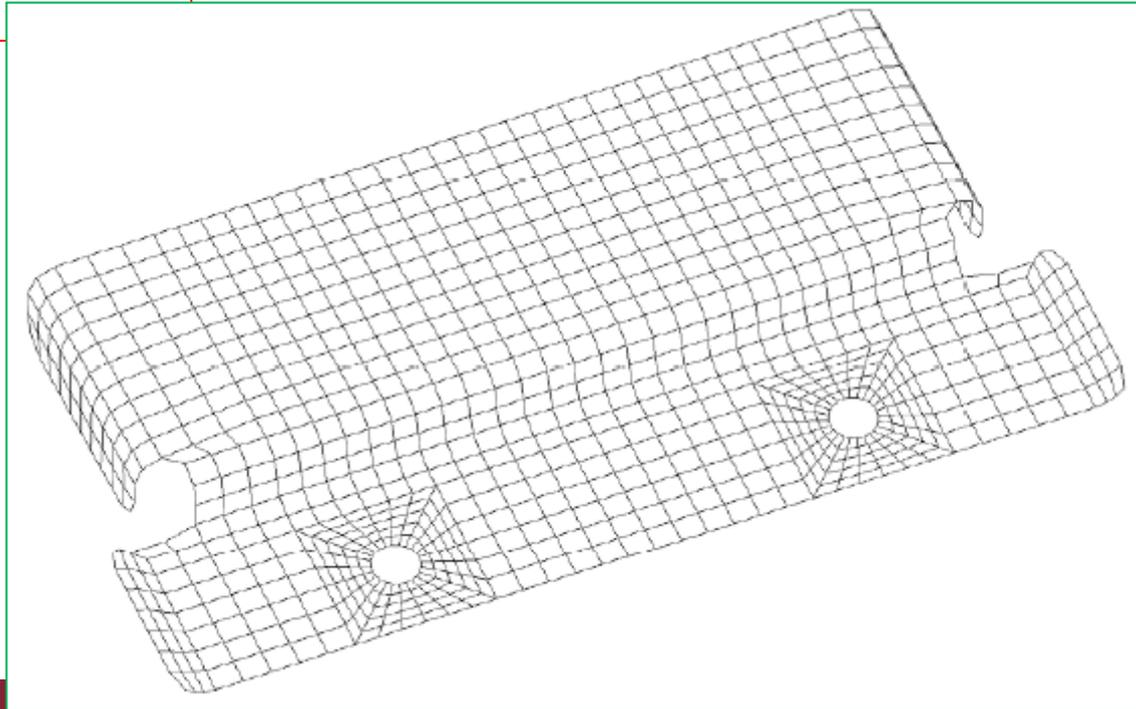
Si per analisi crash





Mesh NON professionale

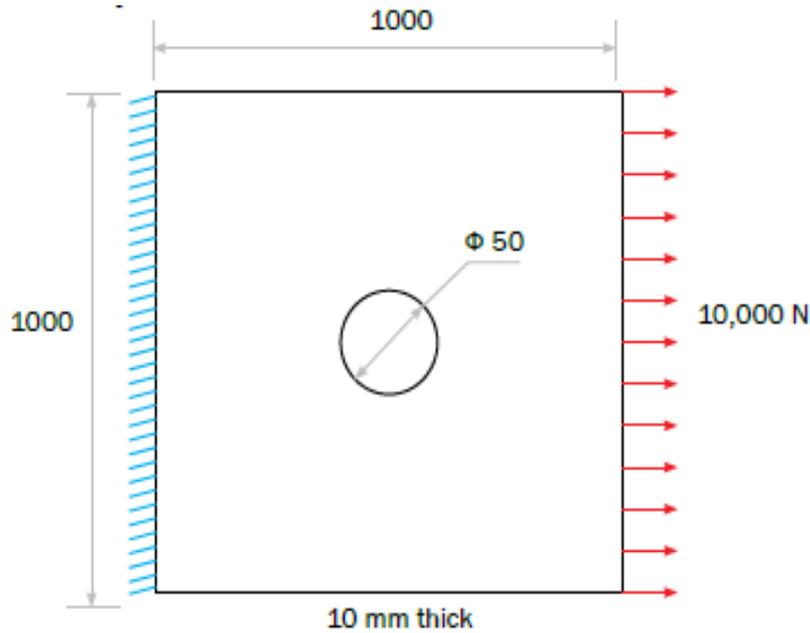
Mesh professionale



## Video tutorial per l'uso di Hyperworks

- Automeshing (<http://altair-2.wistia.com/medias/f555xw0boc>)
- Mesh creation demonstration (<http://altair-2.wistia.com/medias/tn4gdxmjde>)
- Mesh quality (<http://altair-2.wistia.com/medias/dog2q02070>)
- Editing mesh (<http://altair-2.wistia.com/medias/1otl1kftp7>)
- Mesh checking editing (<http://altair-2.wistia.com/medias/ftu42udf77>)
- Introduction in meshing (<http://altair-2.wistia.com/medias/ujt7sb9sgm>)
- Refining surface topology (<http://altair-2.wistia.com/medias/2p48j67uav>)

# Tipo e Qualità della mesh sull'accuratezza dei risultati un esempio: piastra con foro circolare centrale (immagini e simulazioni prese da Altair – University)

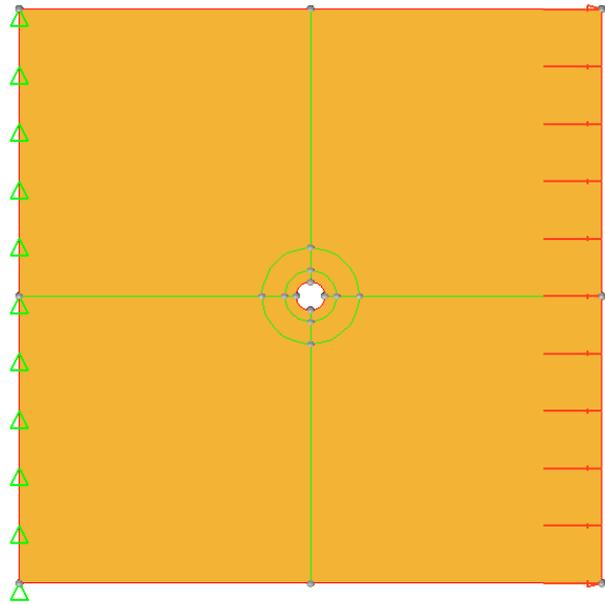


Studiare al variare del tipo di mesh la qualità del risultato in termini di fattore di concentrazione dello stress:

$$SCF = \frac{\max\_stress}{\text{nominal\_stress}}$$

Risposta analitica: nominal stress =  $F/A$   
 $= 1 \text{ N/mm}^2$

Hp.: piastra infinita  $\rightarrow SCF=3$



Sapresti crearle con Hypermesh?

## Creazione del modello

-Vincoli

-Carico

-Strategia di mesh:

-mesh 2D

-attorno al foro + fitta

- dimensione di mesh 100

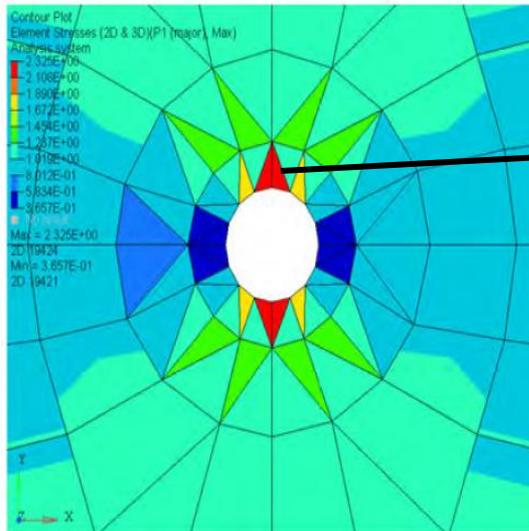
- infittimento attorno al foro gestito

attraverso l'individuazione di due superfici concentriche di R45 e R84

# Plot Results: max principal stress

Element: tria – 16 elementi attorno al foro

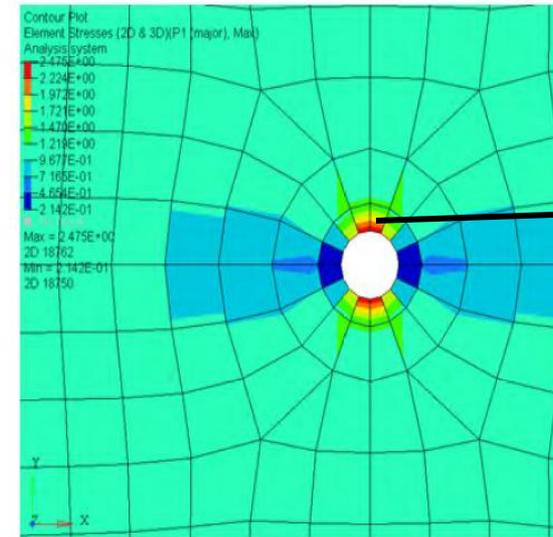
Model 1: The hole is meshed with 16 tria elements. The maximum principal stress (corner location) is 2.32 N/mm<sup>2</sup> (the analytical result is 3 N/mm<sup>2</sup>).



2.32 N/mm<sup>2</sup>

Element: quad – 16 elementi attorno al foro

Model 2: The hole is meshed with 16 quad elements. The maximum principal stress (corner location) is 2.47 N/mm<sup>2</sup> (the analytical result is 3 N/mm<sup>2</sup>).



2.47 N/mm<sup>2</sup>

N.B. i risultati possono essere visualizzati ai centroidi degli elementi oppure ai nodi ... in questo caso siamo nel centroide (valore di elemento) ma il valore che interessa è sul bordo (ovvero ai nodi, soluzione nodale – N.B. in alcuni casi bisogna attivare con CARD opportuna la scrittura dell'output , dipende dal solutore)

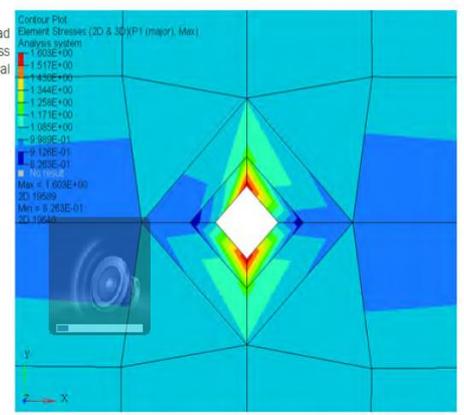
La mesh in entrambi i casi NON è accurata – nessun warning ci avvisa!  
È solo un problema di tipo di elemento?



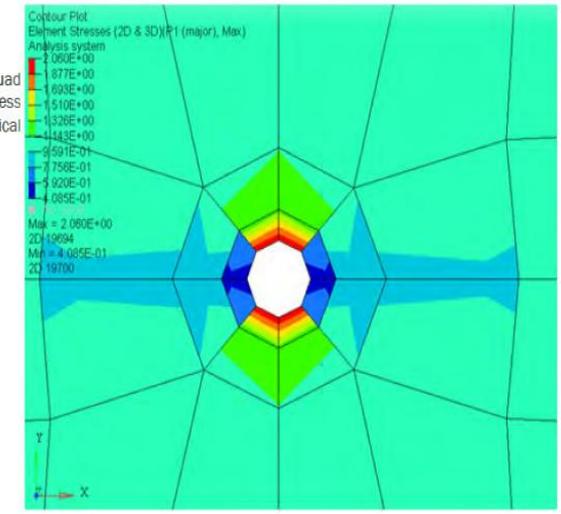
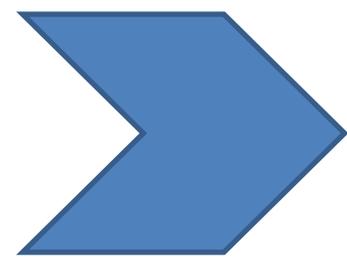
# Effect Of Mesh Density

In the following the effect of element size, i.e. number of elements at the hole, on the modeling results is discussed.

Model 3: The hole is meshed with 4 quad elements. The maximum principal stress (corner location) is 1.60 N/mm<sup>2</sup> (the analytical result is 3 N/mm<sup>2</sup>).

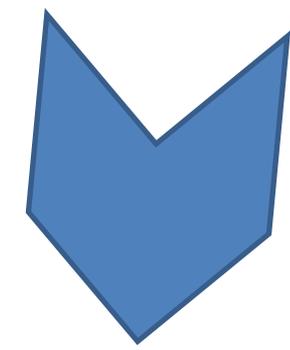
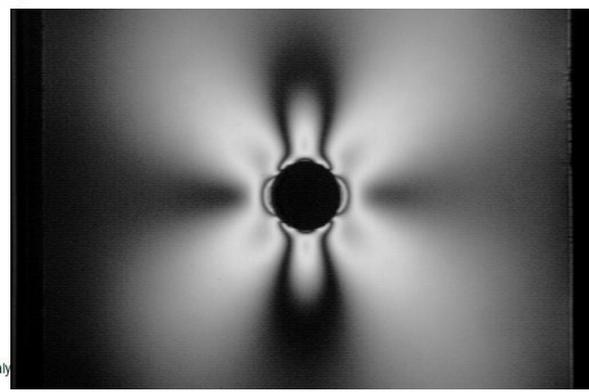
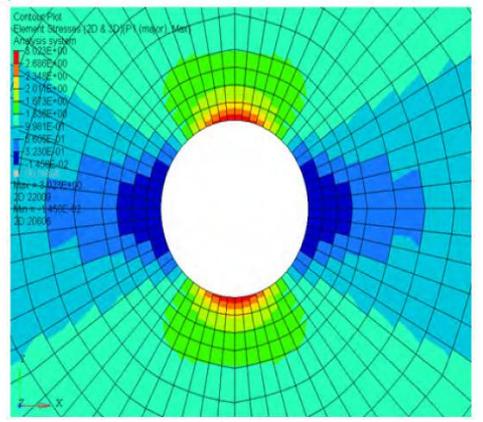


Model 4: The hole is meshed with 8 quad elements. The maximum principal stress (corner location) is 2.06 N/mm<sup>2</sup> (the analytical result is 3 N/mm<sup>2</sup>).



Con 64 elementi a 4 nodi i gradienti corrispondono al dato sperimentale (riportato a destra)  
Lo SCF è uguale a 3.02

Model 6: The hole is meshed with 64 quad elements. The maximum principal stress (corner location) is 3.02 N/mm<sup>2</sup> (the analytical result is 3 N/mm<sup>2</sup>).



Model 5: The hole is meshed with 16 quad elements. The maximum principal stress (corner location) is 2.47 N/mm<sup>2</sup> (the analytical result is 3 N/mm<sup>2</sup>).

