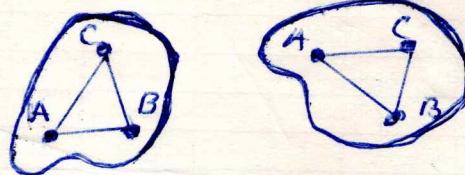


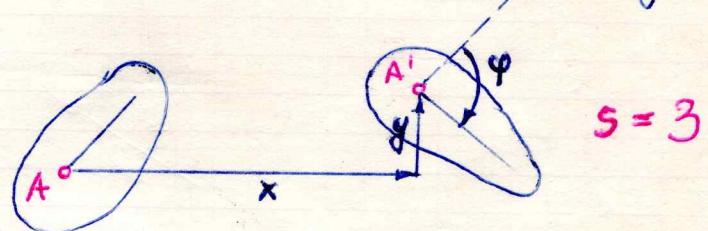
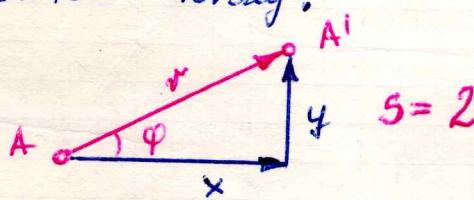
3.2. Kinematyczne modele konstrukcji przekształcających

Jednym z podstawowych pojęć w ideowym modelu konstrukcji jest pojęcie tarczy. Tarcza ^{plastyczna} mały zbiór punktów materialnych, których wzajemne odległości się nie zmieniają (wzmacnia).

SZTYWNA?



- Punkt swobodny nie przysypane ma dwie stopnie swobody, potrzebuje się bowiem dwie informacje geometryczne do określania pozycji punktu.
- Tarcza swobodna nie przysypane ma trzy stopnie swobody, potrzebuje się bowiem trzy informacje geometryczne do określania pozycji tarczy.



Szerokość przydzielonej tarczy jest tarczą podstawową (fundament, ostoją), której wartości są ustawione odręcznie dla konstrukcji i przyjmują się, że jest niezmieniona - ergo podawane stopnie swobody.

$S = 0$

Tarcze mogą być ujęte jako połączane. Najprostszym ideowym modelem tarcz połączonych jest wiele elementarnych, czyli prostych złożonych z przebiegu. Wielu elementarnych połączonych z tarczami ma zawsze jeden punkt wspólny.



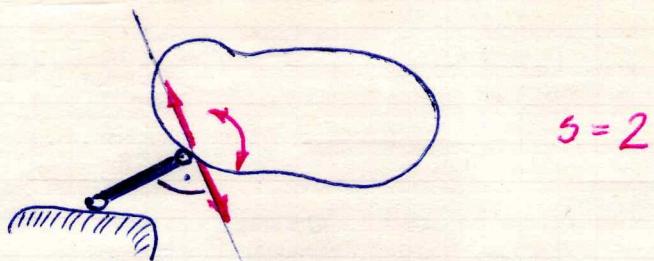
2 tarcze połączone za pomocą 3 wielelementowych i nieliniowejnych wiązeczek elementarnych stanowią jedne tarcze.

Jedeli jedna z tych tarcz jest tarczą podstawową, to układ jest GN.

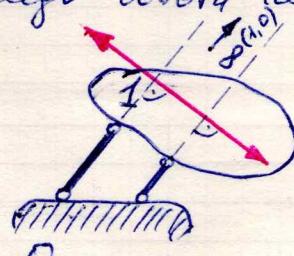
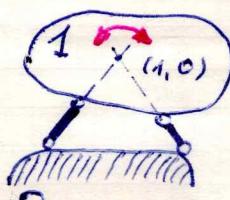
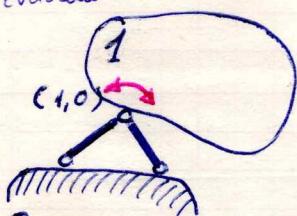
3 tarcze, których środki wzajemnego obrotu leżą na jednej prostej, stanowią 1 tarczę.

Jedeli jedna z tarcz jest tarczą podstawową, to mówimy, że układ jest GEOMETRYCZNIE NIEZMIENNY.

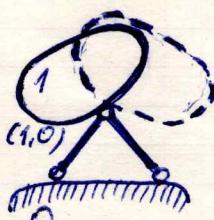
Tarcze swobodne połączone z tarczą podstawną ze pomocą jednej wizji elementarnej zostaje porzucona jednego stopnia swobody.



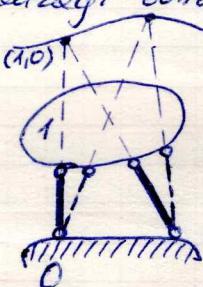
Tarcze swobodne połączone z tarczą podstawną ze pomocą dwóch wizji elementarnych zostaje porzucone dwóch stopni swobody, a punkt środkowy wizji jest kierunkiem wzajemnego obrotu tarcz.



Środek obracającego obrotu może być trwały lub chwilowy. Chwilowy środek obrotu zmienia swoje położenie podczas realizacji obrotu.



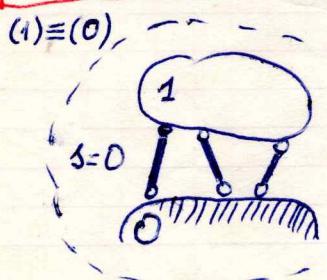
trwały środek obrotu



chwilowy środek obrotu

Zauważamy, że rury tarcz od połączenia pośredniego są bardzo małe, a wizja środka chwilowego obrotu nie zmienia swojego położenia. Przy takim założeniu trwałe chwilowe środki obrotu mogą być uzupełnione.

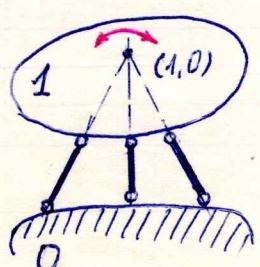
Tw. 2 Tarcze swobodne połączone z tarczą podstawną ze pomocą trzech niezmiennych wizji elementarnych zostaje pozbawiona wszystkich stopni swobody. W ten sposób tarcza połączona, wraz z tarczą podstawną tworzą jedną wspólną tarczę.



Układ pozbawiony stopni swobody względem tarczy podstawniej a więc tworzącej z tarczą podstawną jedną tarczę, nazywamy układem geometrycznie niezmienionym.

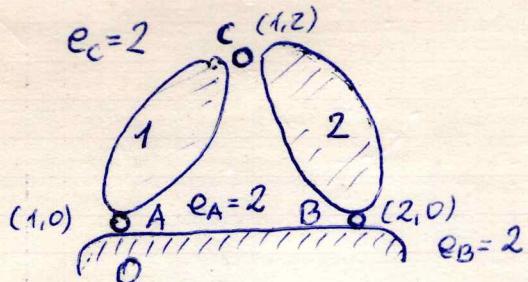
$S = e - 3t = 0 \rightarrow e = 3t$
Ustrój budowlany (konstrukcja budowlana, budynek) musi się charakteryzować stabilnością strukturalną (strukturem), musi więc być układem geometrycznym niezmienionym.

Połączenie tarczy swobodnej z tarczą podstawną ze pomocą trzech wizji zbieżnych nie pozbawia jej trzech stopni swobody, możliwy jest bowiem obrót według średniej zbieżności wizji - układ taki pozostaje geometrycznie zwierający.



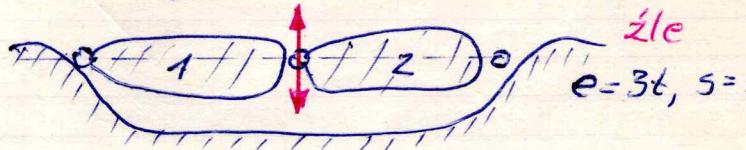
$S=1$

Stąd wnioseli, że problem geometrycznej niezmienności nie może być rozpatrywany tylko w zakresie ilości wega dobra wizji elementarnych do połączenia tarcz, ale także w aspekcie jakościowym, t.j. właściwego ilościowego.



$$e_C = 2 \\ t = 2 \\ e = 3t$$

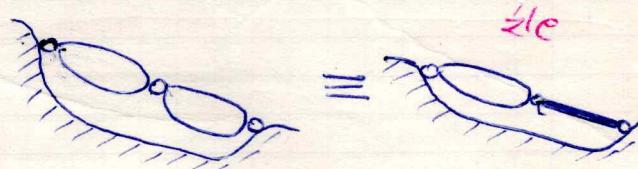
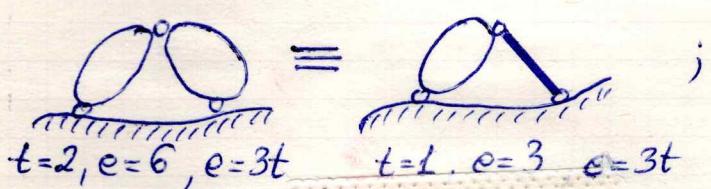
Ukłód jest geometrycznie niezmienny jeśli trzy przeguby tworzące kąt w trójkącie (niet leżą na jednej prostej).



Z definicji wiązki elementarnej wynika, że dwie torze mogę być połączone np. z torzem podstawowym przegubem i wiązka elementarna tworząca układ geometrycznie niezmienny, pod warunkiem, że bieruńek wiązki nie przechodzi przez przegub.

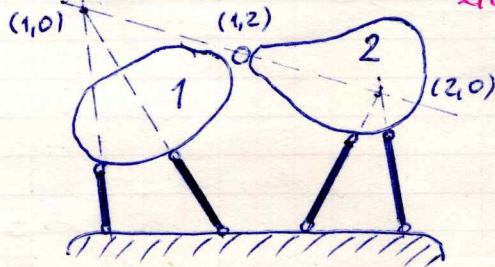
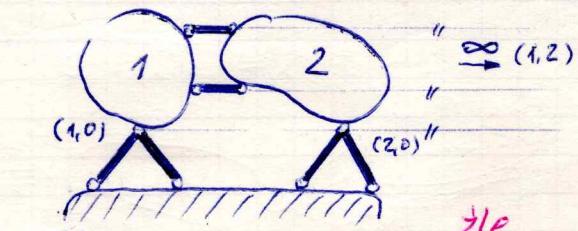
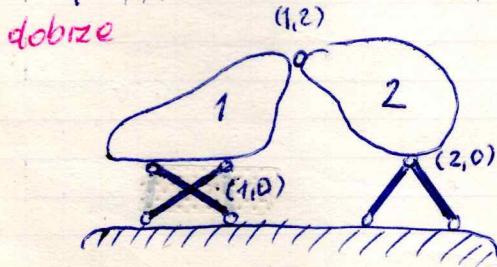
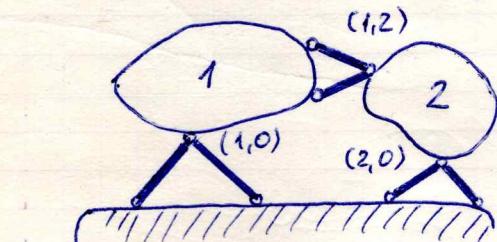
Z powyższego wynika, że w analizie kinematycznej, wiązka elementarna może być zastąpiona przez torze; odwrotnie zaś operacja ta jest zewnętrzna jest dozwolona.

Dla rechnunku wiązki np.



Twierdzenie Aronholda (o trzech torzech)

Ukłód złożony z trzech torze (w tym jedne podstawowa), w którym każde para połączona jest za pomocą dwóch wiązek elementarnych, jest geometrycznie niezmienny, jeśli średnia wrazem z jego obrótami tych torze nie leżą na jednej prostej. Twierdzenie to pozwala bedzie jednocześnie geometryczną niezmiennosć niektórych układów, nie podlegających poprzednio określonym kryteriom.

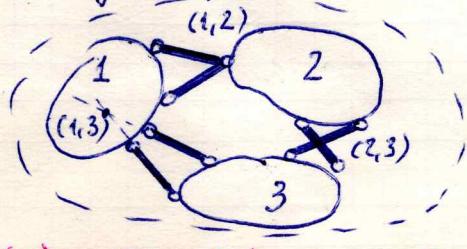


W układach typu spawanego jest

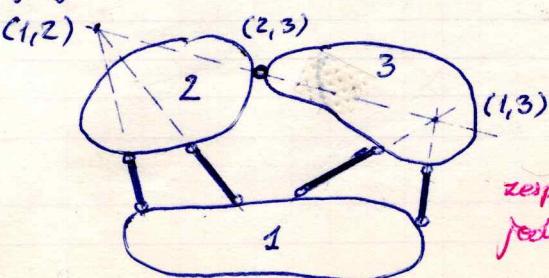
$$t=2, e=6$$

$$e=3t$$

Na podstawie twierdzenia o trzech torzech można również złożyć, czy swobodny zespół trzech torze tworzących jedną torę.

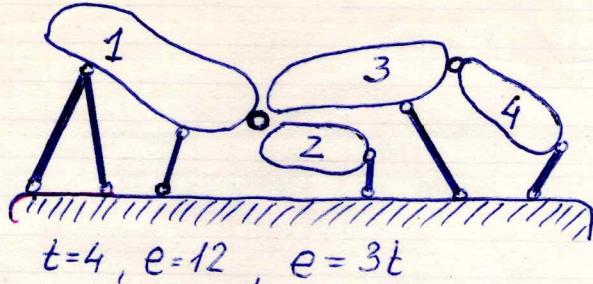


$$(1) \equiv (2) \equiv (3) \text{ jedna tora}$$

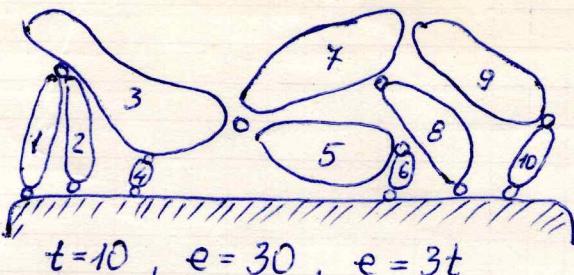


zespol kt tworzących jedna torę

Przykład rachunku wiąz:



$$t=4, e=12, e=3t$$



$$t=10, e=30, e=3t$$

W powyższym przykładzie nie wszystkie wiązki elementarne mogą zastąpić terce, uogólniając dowolną kombinację połączającą w wygodny sposób określić geometryczną niezmiennosć konstrukcji.

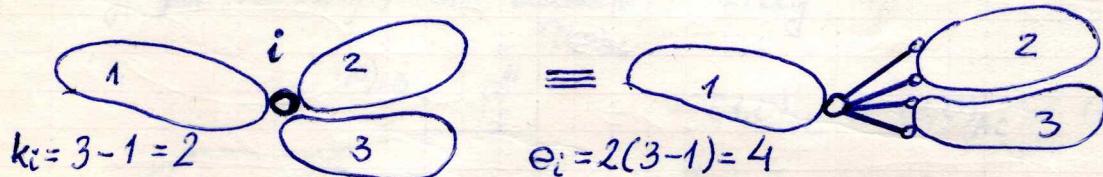
Częścią w problemie powinna do tej pory twierdzić wykorzystuje się wiązki. W przypadku spełnionej warunku ilościowego geometrycznej niezmiennosci uogólniającej cestoj wiązki by "dobry" lub "zły". Nieprawidłowe wykorzystanie wiązki powoduje geometryczną zmianosć i ustoję staje się koniecznego mechaniczne, czyli istnieje jednoznaczne położenie.

Terce można ze sobą łączyć w sposób bezpośredni (bez użycia wiązki elementarnego). Jeżeli dwie terce są połączone w taki sposób, że mają jeden punkt wspólny, to punkt ten nazywamy przegubem. Jest on równocześnie środkiem wzajemnego obrotu tercej i następuje dwie wiązki elementarne, oddzielające tycie pomiędzy dwie stopnie swobody.



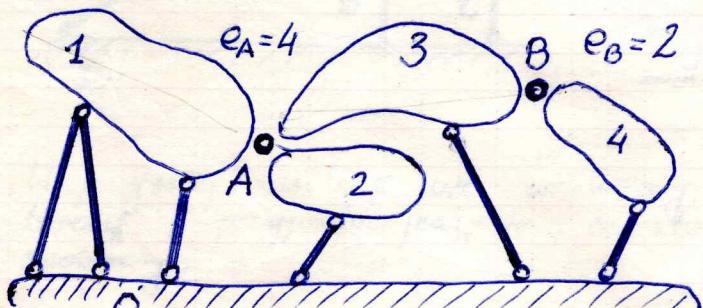
Przegub łączący dwie terce nazywamy przegubem jednokrotnym.

Jedynie przegubem możliwe połączenie dwóch tercej. Jeżeli liczba tercej połączonych przegubem i wynosi t_i, to przegub ma liczbosć k_i = t_i - 1 oraz następuje on e_i = 2k_i = 2(t_i - 1) wiązki elementarne.



<u>t_i</u>	<u>k_i</u>	<u>e_i</u>
2	1	2
3	2	4
4	3	6
5	4	8

Przykład rachunku wiąz:

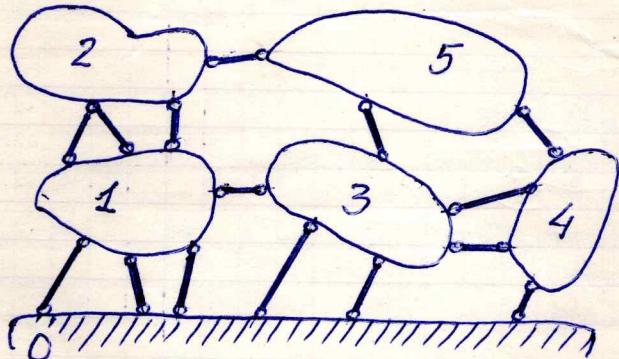


$$t=4, e=12, e=3t$$

Układ geometryczny niezmienny.

Na przykładzie przeprowadzenia bezpośredniego połączenia trzech tercej w sposób geometryczny niezmienny jest połączanie w "trójkąt".

Prezentowane zasady pozwolają teraz pozwolić na budowę bardziej złożonych modeli konstrukcji, jak np.

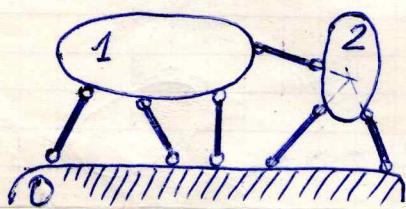


$$t = 5, e = 15$$

$$15 = 3 \cdot 5$$

Nie jest to jedyna możliwość budowania układów złożonych.

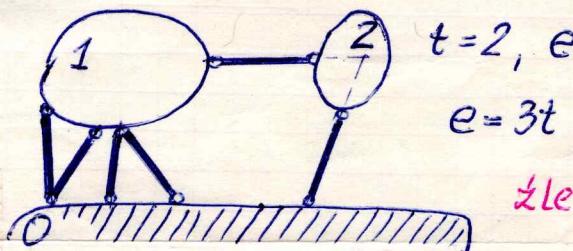
Przytoczona bardziej nowej teorię wymaga zastosowania nowego trybu wizji elementarnych. Wydaje się, że jeśli do budowy układu geometryczne nie zmieniącego użyciu t tarcz (w których tarcza podstawowej), to musimy wybrać więcej wizji elementarnych w liczbie $e = 3t$. Ten większy ilościowy jest warunkiem koniecznym geometrycznej niezmienności, wie jest jednak warunkiem dostatecznym, możliwe bowiem dysponowanie prawidłową liczbą elementów i przez właściwe ich wykorzystanie nie używać geometrycznej niezmienności.



$$e = 6, t = 2$$

$$e = 3t$$

zle

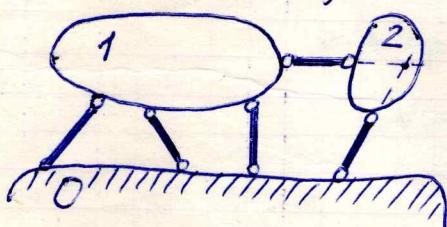


$$t = 2, e = 6$$

$$e = 3t$$

zle

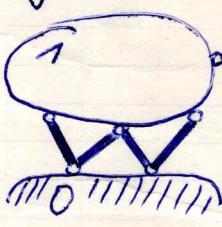
Jeli mamy do dyspozycji t tarcz swobodnych oraz e wizji elementarnych, przy czym $e < 3t$, to nie możemy zbudować układu geometryczne niezmiennego i w najlepszym przypadku otrzymujemy układ o liczbie stopni swobody równej $\min S = 3t - e$. Właściwe użycie wizji może doprowadzić do większej liczby stopni swobody, a więc ogólnie $S \geq 3t - e$.



$$e = 5, t = 2$$

$$e < 3t$$

$$S = 1 = 3 \cdot 2 - 5$$



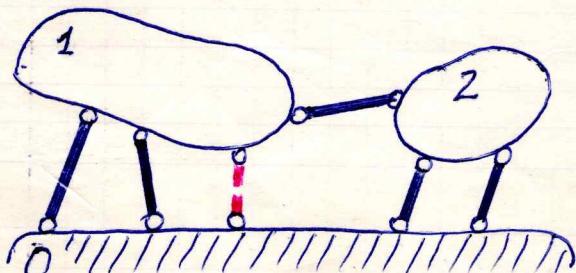
$$e = 5, t = 2$$

$$e < 3t$$

$$S = 2 > 3 \cdot 2 - 5$$

Specjalnym przypadkiem układu geometryczne zmiennego jest układ o jednym stopniu swobody, zwany mechanizmem, dla którego spełniona jest równość $S = 3t - e = 1$.

Aby uniknąć właściwego wykorzystania wizji - mechanizmu należy budować wychodząc z układu geometryczne niezmiennej i usuwając z niego jedną wizję elementarną.



$$t = 2, e = 5$$

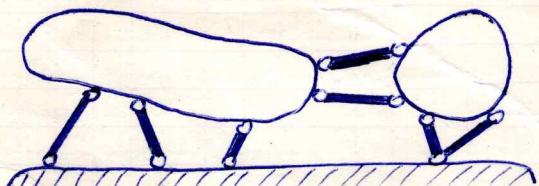
$$S = 2 \cdot 3 - 5 = 1$$

mechanizm

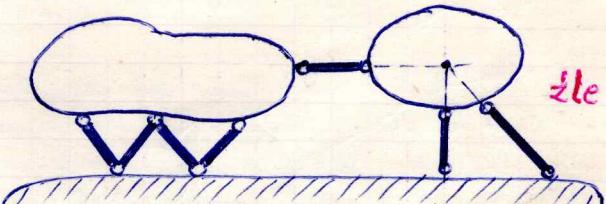
Elementy uzupełnienia uogólniające wykazywane reakty, przy czym reakty te nie są wzajemne, stosownie bowiem do liczby stopni swobody ($s=1$) jedna informacja geometryczna determinuje jednoznaczne położenie wszystkich torów.

Jeseli uogólny do dyspozycji t torów swobodnych, oraz e wagi elementarnej, przy czym $e > 3t$ i zbudowany układ geometrycznie niezmienny, to układ ten nazywamy układem przeszywnym o stopniu przeszywnienia $n = e - 3t > 0$.

Ten właśnie ilościowy jest warunkiem koniecznym przeszywnienia ale jest jednak warunkiem dostatecznym, dodatkowe bowiem zastosowanie wagi może doprowadzić do geometrycznej zależności układu.

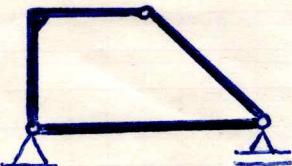


$$e=7, t=2, n=7-3 \cdot 2 = 1$$



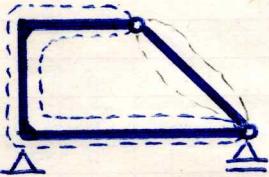
$$e=7, t=2, s=1$$

Przykład:



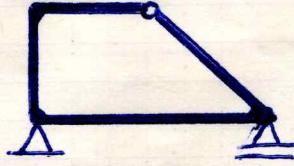
$$t=3, e_w=6, e_z=3 \\ n=e-3t=0!$$

ubieg statycznie ujemny



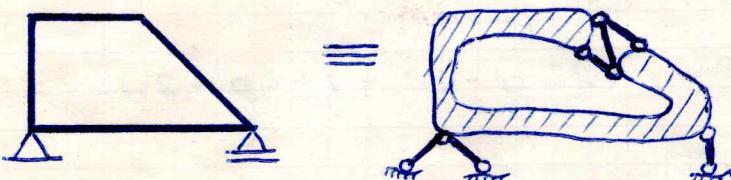
$$t=2, e_w=4, e_z=3 \\ \text{lub} \\ t=1, e_w=1, e_z=3 \\ n=1$$

ubieg prosty.



$$t=1, e_w=2, e_z=3 \\ n=5-3=2$$

ubieg przetywny

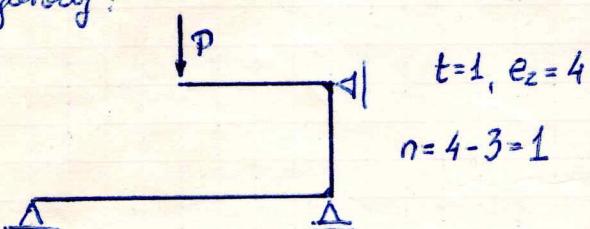


$$t=1, e_w=3, e_z=3 \\ n=3!$$

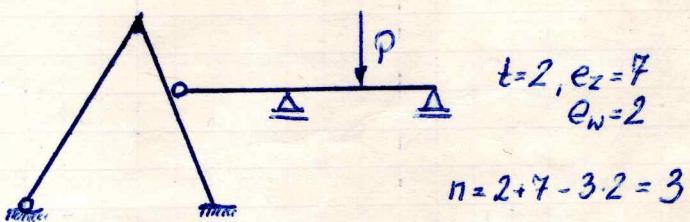
Konkretnie zauważmy dostarczenie wagi w tym przypadku 3 miedzianej; torce modelujące układ prosty muszą mieć swój punkt i koniec.

Podobnie jak w tym przykładzie statycznie ujemny.

Przykłady:



$$t=1, e_z=4 \\ n=4-3=1$$



$$t=2, e_z=7 \\ e_w=2 \\ n=2+7-3 \cdot 2 = 3$$

Na ogólnie jednoli w stolce nie ma potrzeby wprowadzać pojęcia zwanych 'statycznie ujemnych' i 'zwyczajnych'. Problem ten ponownie będzie rozważany w analizie konstrukcji statycznie ujemnych.

W praktyce nie ma konieczności pojęcia zwanych 'statycznie ujemnych' i 'zwyczajnych', gdyż w przypadku układu statycznego mamy zawsze jednego uległy odniesienia tyle wagi, w którym jest zauważalny by struktura układu statycznego wykazywała geometryczne niezmienność. Taki odniesiony waga jest nieważny stopniowym przeszywnieństwem układu.