

Na času smo ovaj zadatak rešili primenom teoreme o promeni momenta količine kretanja za sistem (disk i dva tereta) kao "celinu". Isti zadatak možemo rešiti i tako što bismo svako telo u sistemu oslobodili unutrašnjih veza, pa za svako od tih tela primenili odgovarajuću teoremu dinamike: 1) ako se telo kreće translatorno – teoremu o promeni količine kretanja; 2) ako telo rotira oko nepomične ose – teoremu o promeni momenta količine kretanja; 3) ako bi se telo kretalo ravanski – teoremu o promeni količine kretanja, zajedno sa teoremom o promeni momenta količine kretanja.

1) (inercijalni sistem) - $J_{Te} = \frac{1}{2} m R^2$

Kinematiska veza: $R\dot{\varphi} = \dot{y}$

ZA Telo "M":
 $\vec{K}_B = m\vec{g} + \vec{S}_1$
 $m\ddot{y} = S_1 - mg$ [1]

ZA "Disk":
 $\frac{d\vec{L}_A}{dt} = \vec{M}_A(m\vec{g}, N_0, \vec{S}_1, \vec{S}_2)$
 $J_{Te}\ddot{\varphi} = S_1 R - S_2 R$
 $\frac{1}{2} m R \ddot{y} = S_1 - S_2$ [3]

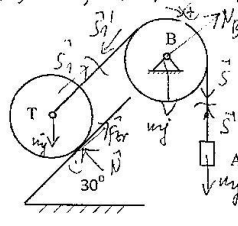
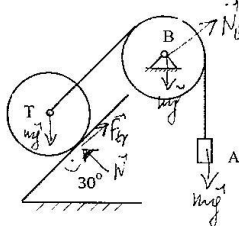
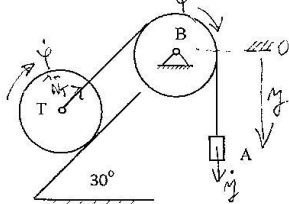
SABIRAMO:
 $[1] + [2] + [3]$

$\Rightarrow \ddot{y} = \frac{2}{3}g$

Metoda rastavljanja sistema je naročito pogodna kada je broj nepoznatih za sistem posmatran kao celinu veći od broja skalarnih diferencijalnih jednačina kretanja, koje nam daju teorema o promeni količine kretanja i teorema o promeni momenta količine kretanja, formirane za sistem kao celinu. Pokažimo to na sledećem primeru:

Disk T mase m kotrlja se bez klizanja po strmoj ravni nagiba 30° . Centar diska T i teret A mase m spaja uža koje je prebačeno preko diska B mase m (između diska B i užeta nema proklizavanja, u B je zglobova veza). Ako su diskovi poluprečnika R i ako je sistem u vertikalnoj ravni, odrediti: a) ubrzanje tereta A, b) sile u užetu.

(Og inercijalni sistem) (Kinematiska veza: $R\dot{\varphi} = \dot{y}$; $\vec{v}_T = \dot{y}$; $R\dot{\varphi} = \dot{y}$)



Sistem se sastoji od 3 tela: tereta A (translacija), diska B (rotacija oko nepomične ose B_z) i diska T (ravno kretanje); ima jedan stepen slobode kretanja, npr. $y_A \equiv y$. Nepoznate dinamičke veličine, kada sistem oslobodimo spoljnih veza, su: reakcija veze u zgloboju B, tj. $\vec{N}_B (X_B, Y_B)$; reakcija strme ravni, tj. \vec{N} ; sila trenja kotrljanja, tj. F_{tr} . Broj nepoznatih je 5 (X_B, Y_B, N, F_{tr}, y). Ako primenimo teoremu o promeni količine kretanja i teoremu o promeni momenta količine kretanja za sistem kao "celinu", dobićemo 3 skalarne diferencijalne jednačine kretanja, a broj nepoznatih je 5. Zato je najbolja metoda za rešavanje da svako telo oslobodimo unutrašnjih sila (unutrašnje sile tada postaju spoljašnje) i da za svako telo formiramo teoremu o promeni količine kretanja i teoremu o promeni momenta količine kretanja, shodno kinematskom karakteru kretanja odgovarajućeg posmatranog tela. $J_{BT} = J_{Te} = \frac{1}{2} m R^2$

ZA Telo "A":
 $\vec{K}_A = m\vec{g} + \vec{S}$
 $m\ddot{y} = mg - S$ [1]

ZA Telo "B":
 $\vec{L}_B = \vec{M}_B(\vec{S}_1, m\vec{g}, \vec{N}_B, \vec{S}_2)$
 $J_{BT}\ddot{\varphi} = S_1 R - S_2 R$
 $\frac{1}{2} m R \ddot{y} = S - S_1$ [2]

ZA "Disk T":
 $\vec{K}_T = \vec{S}_1 + m\vec{g} + \vec{F}_{tr} + \vec{N}$
 $\vec{L}_T = \vec{M}_T(\vec{S}_1, m\vec{g}, \vec{F}_{tr}, \vec{N})$

$m\ddot{y} = S_1 + F_{tr} - mg$ [3]

$J_{Te}\ddot{\varphi} = -F_{tr} R$ $\left\{ \frac{1}{2} m \ddot{y} = -F_{tr} \right\}$ [4]

SABIRAMO: $[1] + [2] + [3] + [4] \Rightarrow$

$3m\ddot{y} = mg$ $\Rightarrow \ddot{y} = \frac{g}{6}$

Atim iz jednačina [1]: [2]

$S = \frac{1}{6}mg$

$S_1 = \frac{5}{6}mg$